

C O U R S  
DE MATHÉMATIQUES,  
*A L'USAGE*  
DES GARDES DU PAVILLON  
ET DE LA MARINE;

*Par BÉZOUT, de l'Académie des Sciences & de  
celle de la Marine, Examineur des Gardes du  
Pavillon & de la Marine, des Élèves & des Aspirants  
au Corps de l'Artillerie, &c.*

SUITE DE LA QUATRIÈME PARTIE.

CONTENANT l'application des Principes  
généraux de la MÉCANIQUE, à différents  
cas de MOUVEMENT & d'ÉQUILIBRE.



A P A R I S,

De l'Imprimerie de BAUDELLOT & EBERHART ;  
rue S. Jacques, N<sup>o</sup> 30.

---

L'An IV<sup>e</sup> de la République Française.

N<sup>o</sup>.  
du Catalogue des Livres de fonds  
et d'assortiment de J. B. M.  
DUPRAT, Libraire pour les  
Mathématiques, quai des Au-  
gustins, N<sup>o</sup>. 25, à Paris.

---

---

## A V E R T I S S E M E N T.

CE Volume faisant un même Ouvrage avec le précédent, nous avons continué l'ordre des numéros qui servent pour les citations ; enforte que le Volume précédent finissant au numéro 375, celui-ci commence par le numéro 376. Ainsi, toute citation de numéro au-dessous de 376, renvoie au Volume précédent, lorsqu'elle n'est point suivie des abréviations *Arith.* ou *Géom.* qui renvoient à l'Arithmétique ou à la Géométrie.

Tout ce qui est en petit caractère, tant dans ce Volume que dans les précédents, n'est point censé faire partie du Cours d'étude ordinaire : ce sont des objets sur lesquels pourront s'exercer ceux qui désireront acquérir plus de connoissances.

---

# T A B L E

## D E S M A T I E R E S.

---

<i>A</i> PPPLICATIONS des Principes généraux de la Méchanique, à différents cas de mou- vement & d'équilibre,	Page 1
<i>Du Choc direct des corps,</i>	ibid.
<i>Du Choc direct des corps durs,</i>	2
<i>Réflexions sur la force d'inertie,</i>	6
<i>Quelques Applications du choc des corps durs : conséquences qui en résultent par rapport à la percussion,</i>	10
<i>Remarque sur les forces vives,</i>	18
<i>Du Choc des corps élastiques,</i>	20
<i>Du Choc &amp; de la Résistance des fluides,</i>	28
<i>De la maniere de déterminer l'impulsion de l'eau sur la proue des Navires,</i>	64
<i>Du solide de la moindre résistance,</i>	74
<i>Du Mouvement rectiligne des corps, dans les milieux résis- tants,</i>	77
<i>De la vitesse que prend le Navire par l'action du vent,</i>	87
<i>Du Mouvement des corps pesants, le long des plans inclinés,</i>	99
<i>Du Mouvement le long des surfaces courbes,</i>	107
<i>Du Mouvement d'oscillation,</i>	114
<i>De la Ligne de la plus vite descente,</i>	126
<i>Du Mouvement en ligne courbe en général</i>	136
<i>Du Mouvement dans le Cercle,</i>	135
<i>Du Mouvement des Projectiles,</i>	147
<i>De quelques autres Mouvements en ligne courbe,</i>	172
<i>De l'Équilibre &amp; du Mouvement dans les Machines,</i>	194
<i>Des Cordes,</i>	195



## TABLE DES MATIÈRES. v

De la Courbure que les cordes prennent par leur poids; & de la Courbure des voiles par l'action du vent,	214
Des petites Oscillations des Corps attachés à des fils ou à des cordes,	221
<i>Du Levier; des Centres d'oscillation; des Centres de percussion; des Mouvements de rotation autour d'un point, ou axe, fixe ou mobile; de l'action du Gouvernail &amp; des Voiles pour faire tourner le Navire, &amp;c.</i>	233
<i>Des Poulies, des Moufles, Palans, Calornes, &amp;c.</i>	312
<i>Du Tour ou Treuil, Cabestan, &amp;c.</i>	324
De l'Équilibre & du Mouvement à l'aide du levier, lorsque les forces appliquées sont dans des plans différents; & des différentes especes de Mouvement que peut prendre un corps de figure quelconque;	344
Des Oscillations des corps flottants, &c.	360
<i>De l'Équilibre &amp; du Mouvement sur les plans,</i>	373
<i>Du Frottement,</i>	394
<i>De la Roideur des cordes,</i>	430
<i>De la Vis,</i>	438
<i>Du Coin,</i>	446
<i>De la maniere d'estimer les forces appliquées aux Machines,</i>	451
<i>Appendice,</i>	464

Fin de la Table.

---

*Extrait des Registres de l'Académie  
des Sciences.*

Du 2 Novembre 1767.

**D**UHAMEL & D'ALEMBERT, qui avoient été nommés pour examiner *la quatrième Partie du Cours de Mathématiques à l'usage des Gardes du Pavillon & de la Marine*, par BÉZOUT, en ayant fait leur rapport, l'Académie a jugé cet Ouvrage digne de l'impression; en foi de quoi j'ai signé le présent Certificat.  
A Paris, le 20 Mars 1765.

GRANDJEAN DE FOUCHY, *Secr. perp.  
de l'Ac. des Sciences.*



APPLICATIONS  
DES PRINCIPES GÉNÉRAUX  
DE LA MÉCANIQUE,  
A DIFFÉRENTS CAS DE MOUVEMENT  
ET D'ÉQUILIBRE.

---

*Du choc direct des Corps.*

376. Nous ferons encore abstraction de la pesanteur des corps, de la résistance de l'air; des frottemens, &c.

Nous supposerons que les corps dont nous allons considérer le choc, agissent les uns sur les autres suivant une même ligne droite passant par leurs centres de gravité, & que cette ligne droite est perpendiculaire au plan qui toucheroit leur surface dans le point où ils se rencontreront.

Nous distinguerons deux sortes de corps : les uns que nous appellerons *corps durs*,

§

A

supposés tels qu'aucune force ne peut changer leur figure : les autres , que nous appellerons *corps élastiques* , seront supposés pouvoir changer de figure , c'est-à-dire , être *compressibles* , mais doués en même-temps , de la propriété de reprendre cette figure , dès que la compression cessera.

Quoiqu'il n'y ait point , dans la nature , de corps d'une masse sensible , qui soit parfaitement dans l'une ou dans l'autre de ces deux classes , ce n'est , cependant , qu'en partant de cette supposition , qu'on peut parvenir à déterminer l'action des corps tels que la nature nous les offre.

### *Du choc direct des Corps durs.*

377. DEUX corps durs qui viennent à se rencontrer , ou dont l'un vient à rencontrer l'autre supposé en repos , se communiquent ou se font perdre une partie de leur mouvement. Mais de quelque manière que les choses se passent , on peut toujours ( 318 ) à l'instant du choc , se représenter chaque corps , comme animé de deux vitesses , dont l'une subsistera après le choc , & dont l'autre sera détruite.

Supposons donc d'abord deux corps mus d'un même sens. Il est clair que celui qui va le plus vite , perdra de sa vitesse , &

qu'au contraire l'autre en gagnera, par le choc. Soit  $M$  la masse du choquant, &  $V$  sa vitesse avant le choc;  $m$  la masse du choqué (qui peut être plus petite ou plus grande que  $M$ ), &  $U$  sa vitesse avant le choc. Concevons que la vitesse  $V$  se change en  $u$ , par le choc;  $M$  aura donc perdu la vitesse  $V - u$ ; je le considérerai, comme ayant, à l'instant du choc, la vitesse  $u$  & la vitesse  $V - u$ . Si nous supposons, pareillement que  $U$  devienne  $v$ , par le choc,  $m$  aura gagné  $v - U$ ; je puis donc à l'instant du choc, le considérer comme ayant la vitesse  $v$  dans le sens du mouvement actuel, & la vitesse  $v - U$ , en sens contraire, puisque dans cette supposition il n'a réellement que la vitesse  $U$ .

Puis donc que de ces quatre vitesses, il ne doit par la supposition, rester que les deux vitesses  $u$ , &  $v$ ; il faut donc que les deux autres  $V - u$ , &  $v - U$  soient détruites dans le choc; or comme elles sont directement opposées, il faut (217) que les quantités de mouvement que les corps auroient en vertu de ces vitesses, soient égales. On a donc  $M (V - u) = m (v - U)$ .

Observons maintenant que, pour que  $u$  &  $v$  soient, comme nous le supposons, les vitesses qu'auront, après le choc, les deux

corps  $M$  &  $m$ , il faut qu'elles soient telles, que le choquant n'ait plus d'action sur le choqué; c'est-à-dire, qu'après le choc, les deux corps doivent aller de compagnie; on a donc  $v = u$ ; donc enfin  $M(V - u) = m(u - U)$ ; ou  $MV - Mu = mu - mU$ , d'où l'on tire  $u = \frac{MV + mU}{M + m}$ . C'est-à-dire, que lorsque les corps vont d'un même sens, pour avoir la vitesse après le choc, il faut prendre la somme des quantités de mouvement que les corps avoient avant le choc, & la diviser par la somme des masses. Par exemple, si  $M$  est de 5 onces;  $m$  de 7 onces;  $V$  de 8 pieds par seconde,  $U$  de 4 pieds par seconde; on aura  $u = \frac{5 \times 8 + 7 \times 4}{5 + 7} = \frac{40 + 28}{12} = \frac{68}{12} = 5 \frac{2}{3}$ ; la vitesse après le choc, sera donc de cinq pieds &  $\frac{2}{3}$ , par seconde.

378. Si l'un des deux corps, si  $m$ , par exemple, étoit en repos avant le choc, on supposeroit  $U = 0$ ; ce qui réduit la vitesse après le choc, à  $u = \frac{MV}{M + m}$ ; c'est-à-dire, qu'il faut diviser la quantité de mouvement qu'avoit le choquant, par la somme des masses.

Au reste, si sans déduire ce cas, du cas général, on veut le trouver directement, on y parviendra par le même principe. On

considérera le choqué comme étant animé avant le choc, d'une vitesse  $u$  égale & de même sens que celle qu'il doit avoir après le choc, & d'une vitesse  $-u$ , c'est-à-dire, d'une vitesse égale & en sens contraire. Ainsi puisqu'il ne doit conserver que la première, il faudra qu'en vertu de la seconde, il fasse équilibre au corps  $M$  animé de la vitesse  $V - u$  qu'il doit perdre. Il faudra donc que  $M(V - u) = Mu$ , d'où l'on tire  $u = \frac{MV}{M+m}$ ; ainsi que nous l'avons conclu de la formule générale.

379. Si les corps vont dans des sens opposés, pour connoître la vitesse après le choc, il n'y a qu'à supposer dans la première formule, que  $U$  est négative; ce qui donne  $u = \frac{MV - mU}{M+m}$ ; c'est-à-dire, que lorsque les corps vont en sens opposés, pour avoir la vitesse après le choc, il faut diviser la différence des quantités de mouvement qui avoient lieu avant le choc, par la somme des masses; & cette vitesse aura lieu dans le sens de celui qui a la plus grande quantité de mouvement.

On peut aussi trouver directement ce résultat, en employant encore le même principe que ci-dessus.

Ainsi, les loix du choc direct des corps

durs, se réduisent pour tous les cas, à cette seule règle ; la vitesse après le choc , est égale à la somme ou à la différence des quantités de mouvement avant le choc , (selon que les corps vont d'un même , ou de différens sens) divisée par la somme des masses.

*Réflexions sur la force d'inertie.*

380. Nous avons supposé, dans ce que nous venons de dire, qu'en faisant abstraction de la pesanteur, de la résistance de l'air & de tout autre obstacle, l'un des deux corps oppoisoit de la résistance à l'autre, & lui faisoit perdre une partie de sa vitesse. Mais comment un corps sans pesanteur & qui n'est retenu par aucun obstacle, peut-il opposer de la résistance ? Cela ne semble-t-il pas supposer qu'il seroit capable de se donner du mouvement ?

Non : toute résistance n'annonce pas toujours un mouvement actuel dans le corps qui résiste. Par exemple, si le corps *A* est tiré en même-temps par deux forces égales & contraires représentées par *AB*, *AC*, (*Fig. 1*), il est évident qu'il n'aura aucun mouvement. Mais il n'est pas moins évident que si une force égale *CA* vient à agir sur lui dans la direction *CB*, cette force sera



détruite par l'effort  $AC$ , & alors le corps obéira en vertu de la force  $AB$  égale à celle qu'on vient d'appliquer.

Nous ne prétendons pas décider si la résistance que les corps opposent au mouvement, vient ou ne vient pas d'une semblable cause. Quoi qu'il en soit, cette résistance à laquelle on a donné le nom de *force d'inertie*, diffère de la résistance qu'opposent les forces actives, telles que sont les forces des corps qui se choquent en sens opposés, en ce que celles-ci absorbent une partie du mouvement; au lieu que la force d'inertie détruit, à la vérité, du mouvement dans le choquant, mais ce mouvement passe entièrement dans le choqué. C'est ce que démontre évidemment l'équation  $M(V-u) = m(u-U)$  que nous avons eu ci-dessus pour déterminer le mouvement, après le choc, pour deux corps qui vont d'un même sens; car  $V-u$  est la vitesse perdue par le choquant, & par conséquent  $M(V-u)$  est la quantité de mouvement qu'il perd par le choc; nous avons pareillement entendu par  $u-U$  la vitesse que le choquant a gagnée, en sorte que  $m(u-U)$  est la quantité de mouvement qu'il a gagné. Or nous avons démontré que ces deux quantités devoient nécessairement être égales.



## C O U R S

La force d'inertie est donc, à proprement parler, le moyen de communication de mouvement, d'un corps à un autre. Tout corps résiste au mouvement, & c'est en résistant qu'il en reçoit; & il en reçoit précisément autant qu'il en détruit dans celui qui agit sur lui.

On voit donc par-là, que tout obstacle étant supposé anéanti, quelque petite que l'on suppose la masse choquante, & quelque grande que soit la masse choquée, il y aura toujours du mouvement. En effet, dans le cas, par exemple, où l'un des deux corps est en repos, la vitesse qui (378) a pour expression  $u = \frac{M V}{M + m}$ , ne peut jamais devenir zéro, quelques valeurs qu'on donne à  $M$ ,  $m$  &  $V$ ; il n'y a que dans le cas où  $m$  seroit infinie, ou  $V$  infiniment petite. Ainsi, si dans la nature nous voyons les corps perdre le mouvement qu'ils ont reçu; c'est parce qu'ils le communiquent aux parties matérielles des corps, de l'air, &c. qui les environnent; & comme la formule  $u = \frac{M V}{M + m}$  fait voir que plus le corps choqué  $m$  aura de masse, plus (toutes choses d'ailleurs égales) la vitesse restante  $u$  sera petite, en regardant  $m$  comme la somme des parties matérielles avec les-

quelles  $M$  partage son mouvement, on voit que la vitesse  $u$  peut être bientôt réduite à échapper aux sens, quand même il ne se rencontreroit pas d'obstacles immobiles, tels que le frottement, &c. pour la détruire.

381. La force d'inertie, étant une force propre à la matière, existe également dans chaque partie égale de la matière; & par conséquent, dans une masse déterminée, elle se fait sentir proportionnellement à la quantité de matière, ou à la masse; & comme la masse est proportionnelle au poids, la force d'inertie peut être regardée comme proportionnelle au poids. Mais il faut bien se donner de garde d'en conclure, que la force d'inertie vienne de la pesanteur: elle en est tout-à-fait indépendante: en effet, si pendant qu'un corps tombe librement, on le suit de la main, avec une vitesse plus grande que celle avec laquelle il tombe, on éprouvera en le rencontrant, un choc, une résistance, qu'on ne peut évidemment attribuer à la pesanteur, qui n'agit que de haut en bas. Encore moins doit-on l'attribuer à la résistance de l'air; car outre qu'il resteroit à savoir pourquoi l'air résiste, la résistance de l'air ne pouvant agir que sur les surfaces, ne peut être proportionnelle à la quantité de matière.

## C O U R S

La force d'inertie est donc une force particulière à la matière, par laquelle tout corps résiste à son changement d'état. *La force d'inertie est proportionnelle à la quantité de matière & se fait sentir dans toutes les directions selon lesquelles on tend à mouvoir un corps.*

*Quelques applications du choc des corps durs : conséquences qui en résultent par rapport à leur percussion.*

382. LES règles que nous venons de donner sur le choc des corps durs, ont lieu, soit que les corps se choquent immédiatement, comme nous l'avons supposé; soit qu'ils se poussent à l'aide d'une verge qui joindroit leurs centres de gravité, soit enfin qu'ils se tirent par un fil, pourvu que l'action se transmette immédiatement au centre de gravité de chacun.

Par exemple, si deux corps  $M$  &  $m$  (*Fig. 2*) se tirent par un fil, passant par dessus une poulie  $P^*$ , & que l'on veuille déterminer le mouvement qu'ils prendront en

\* Nous supposons, ici, | ligne droite : nous démontré-  
que l'action se transmet à l'aide | rons par la suite, cette vérité,  
d'une poulie, de la même | qui est d'ailleurs facile à apper-  
manière que si les deux par- | cevoir.  
ties du fil étoient étendues en |

vertu de leur pesanteur ; on observera ( 202 ) que la pesanteur tend à imprimer à chacun de ces deux corps, une vitesse égale, à chaque instant. Or comme l'un ne peut se mouvoir sans entraîner l'autre, les deux corps se trouvent, à chaque nouvelle action de la pesanteur, dans le même cas que s'ils se tiroient en sens directement opposés avec des vitesses égales ; donc ( 379 ) pour avoir la vitesse qui en résultera, il faut, en nommant  $g$  la vitesse que la pesanteur donne, à chaque instant, à un corps libre, il faut prendre la différence  $Mg - mg$  des quantités de mouvement, & la diviser par la somme  $M + m$  des masses ; on aura donc

$$\frac{Mg - mg}{M + m} \text{ ou } \frac{M - m}{M + m} g \text{ pour la vitesse réelle}$$

que chaque nouvelle action  $g$  de la pesanteur ajoute, à chaque instant, dans le corps  $M$ . On voit donc, puisque  $M$ ,  $m$  &  $g$  sont des quantités constantes, que le corps  $M$  est mu d'un mouvement uniformément accéléré, & que la force qui l'accélère réellement, est à la pesanteur libre,

$$:: \frac{M - m}{M + m} g : g :: M - m : M + m.$$

Donc si on nomme  $p$  la vitesse que la pesanteur fait naître dans un mobile libre, en une seconde de temps, on aura celle qu'elle

fait naître en pareil temps dans le mobile  $M$  gêné par l'action de  $m$ , par cette proportion  $M + m : M - m :: p : \frac{M-m}{M+m} p$ ; donc si on nomme  $u$  la vitesse de  $M$  au bout d'un nombre  $t$  de secondes, on aura (197),  $u = \frac{M-m}{M+m} p t$ , & (197) l'espace qu'il aura décrit fera  $e = \frac{M-m}{M+m} \frac{p t^2}{2}$ ; en mettant (203) 30, 2 pieds, pour  $p$ .

383. Si au premier instant, le corps  $m$  que je suppose avoir la moindre masse, reçoit une impulsion ou une vitesse  $V$ ; c'est-à-dire, s'il étoit frappé de manière qu'étant libre & sans pesanteur, il pût parcourir en une seconde, un nombre de pieds marqué par  $V$ ; alors il partageroit cette action avec le corps  $M$  qu'il entraîneroit pendant un certain temps. Pour savoir comment se feroit ce partage, il faut remarquer qu'au premier instant, l'action de la pesanteur étant infiniment petite ou nulle, le corps  $m$  animé de la vitesse  $V$ , agit sur le corps  $M$ , comme si celui-ci étoit en repos. Il faut donc pour avoir la vitesse restante après l'action, (378) diviser la quantité de mouvement  $m V$ , par la somme des masses; ce qui donnera  $\frac{m V}{M+m}$ , pour la vitesse avec laquelle  $m$  entraîneroit  $M$ , si la pesan-

teur n'agissoit pas dans les instans suivans. Mais comme nous venons de voir qu'elle agissoit de maniere à donner au corps  $M$ , en sens contraire, la vitesse  $\frac{M-m}{M+m} p t$ , dans le temps  $t$ ; il s'en suit donc qu'au bout du temps  $t$  le corps  $m$ , n'aura plus que la vitesse  $\frac{mV}{M+m} - \frac{M-m}{M+m} p t$ . Par où l'on voit que quelque petit que soit  $m$ , quelque petite que soit la vitesse  $V$ , & quelque considérable que soit  $M$ ,  $m$  entraînera toujours  $M$  pendant un certain temps, après quoi le corps  $M$  reprendra le dessus, & entraînera  $m$  à son tour.

En effet, quelle que soit la quantité de mouvement  $mV$  qu'on imprime à  $m$ , tant qu'elle aura une valeur finie, il est clair qu'il faudra toujours, pour la consumer, que la pesanteur agisse pendant un certain temps, puisqu'elle n'agit que par degrés infiniment petits, à chaque instant.

Si l'on veut savoir, au bout de quel temps,  $m$  cessera de monter, voici comment on s'y prendra. Soit  $T$  le temps qu'il faudroit à un corps pesant, tombant librement, pour acquérir la vitesse  $V$ ; selon ce qui a été enseigné ( 303 ), on aura  $V = p T$ ; donc la vitesse de  $m$  se change

en  $\frac{mpT}{M+m} - \frac{M-m}{M+m}pt$ , laquelle étant égalee à zéro, donne  $mpT = (M-m)pt$ , d'où l'on tire  $t = \frac{mT}{M-m}$ . Par exemple, si la vitesse  $V$  qu'on a imprimée, est celle qu'un corps pesant acquéreroit dans une seconde de temps; on a  $T = 1''$ : supposons  $M = 100$  livres,  $m = 1$  livre. On aura  $t = \frac{1''}{99}$ ; c'est-à-dire, que le corps  $m$  n'entraînera  $M$ , que pendant un  $99^e$  de seconde; mais enfin il l'entraînera.

On voit donc qu'il n'y a pas de force finie, si petite qu'elle soit, qui ne puisse vaincre le poids d'un corps, & qu'il n'est jamais possible de mettre un corps actuellement en mouvement, en équilibre avec le poids d'un autre corps, c'est-à-dire, avec un corps qui n'auroit que la simple tendance de la pesanteur. Le premier entrainera d'abord le second, & en fera ensuite entraîné: il y aura, à la vérité, un instant de repos; mais ce sera celui où le premier aura perdu toute la vitesse imprimée, & ce ne sera qu'un instant.

384. Ainsi la force des corps en mouvement, ne peut être mesurée par des poids, c'est à-dire, par l'action seule des poids destitués de mouvement local; mais seulement



par d'autres forces de corps en mouvement ; par exemple, par celles des corps graves tombés d'une certaine hauteur. Ainsi, pour avoir une idée de la force d'un corps de 3 livres qui seroit mu avec une vitesse de 60 pieds par seconde, je chercherois, par ce qui a été dit (207) de quelle hauteur un corps pesant doit tomber pour acquérir une vitesse de 60 pieds par seconde : je trouverois que c'est 59 pieds & demi à-peu-près. J'en conclurois qu'un corps de trois livres, animé d'une vitesse de 60 pieds par seconde, doit frapper comme s'il étoit tombé de 59 pieds & demi de haut.

385. La force que les corps en mouvement sont capables d'exercer, s'appelle la *percussion*.

La force de percussion ne peut donc, en aucune maniere, être comparée à la simple pression, c'est-à-dire, à l'effort que peut faire, par son poids, une masse sans mouvement local. Un coup de marteau, même très-foible, fera entrer un clou dans un corps, lorsqu'un poids assez considérable n'y fera rien ; il en fera de même d'un corps d'une masse médiocre qui par sa chute aura acquis un peu de vitesse.

La raison de cette différence est que celui-ci emploie, en un seul instant, tous

les degrés de vitesse qu'il a acquis en tombant. Au lieu que le poids qui ne fait que presser, ne les reçoit que successivement, & les partage en même-temps, au clou & à la masse environnante; & comme chacun de ces degrés est infiniment petit, il est aussi-tôt absorbé qu'acquis.

386. Après ce que nous venons de dire, il est facile de voir comment on doit s'y prendre, pour déterminer le mouvement d'un corps  $M$  (*Fig. 3*) qui par son poids, entraîneroit le corps  $M'$  placé sur un plan horizontal sans frottement. L'action de la pesanteur sur  $M'$  étant détruite par le plan horizontal, celle qu'elle exerce sur  $M$ , se partage entre  $M$  &  $M'$ , comme dans le cas où un corps agit sur un autre en repos. Ainsi, en raisonnant comme ci dessus, & nommant  $g$  la vitesse que la pesanteur donne dans un instant à un corps libre, on aura  $\frac{gM}{M+m}$  pour la vitesse avec laquelle  $M$  sera réellement accéléré. Sa vitesse au bout d'une seconde de temps, sera donc  $\frac{pM}{M+m}$ ,  $p$  étant celle que la pesanteur fait naître, en une seconde de temps, dans un corps libre: donc au bout d'un temps quelconque  $t$ , sa vitesse sera  $\frac{pMt}{M+m}$ , & l'espace qu'il aura décrit, sera  $\frac{\frac{1}{2}pMt^2}{M+m}$ .

387. Si les deux corps  $M$  &  $m$  (*Fig. 2*) s'entraînoient à l'aide d'une corde uniformément pesante, alors la force accélératrice de  $M$ , ne seroit plus une force constante. Voici comment on la détermineroit, ainsi que le mouvement de  $M$ . Soit  $c$  la longueur totale de la corde;  $P$  sa pesanteur spécifique, ou ce que pèse un pied de longueur de cette corde. Soit  $x$  la longueur de la partie  $PM$ ; on aura  $PM = c - x$ . La masse de  $PM$  sera donc  $Px$ ; & celle de  $Pm$ , sera  $P(c - x)$ . Ainsi nous avons d'un côté une masse  $= M + Px$ ; & de l'autre, une masse  $= m + P(c - x)$ , à chacune desquelles la pesanteur communique pendant l'instant actuel, la vitesse infiniment petite  $h$ . Donc pour savoir quelle vitesse ils prendront en vertu de leur action mutuelle,

Il faut diviser la différence des quantités de mouvement, par la somme des masses. On aura donc pour l'accélération de  $M$ , la quantité  $\frac{Mh + Phx - mh - P(c-x)h}{M + Px + m + P(c-x)}$ , qui se réduit à  $\frac{Mh - mh + 2Phx - Pch}{M + m + Pc}$ ; ou bien, en faisant

$M - m - Pc = A$ , &  $M + m + Pc = B$ , se réduit à  $\frac{Ah + 2Phx}{B}$ . Donc cette vitesse est à celle  $h$  de la pesanteur, comme  $\frac{A + 2Px}{B}$  est à 1; donc si on nomme  $p$  la vitesse que la pesanteur imprime à un corps libre, dans une seconde,  $\frac{A + 2Px}{B} p$  sera celle que  $M$  acquerreroit dans une seconde, si pendant la durée de cette seconde, la force accélératrice étoit constante. C'est donc (212) la quantité qu'il faut mettre pour  $p$  dans la formule  $p dt = d\left(\frac{dx}{dt}\right)$  que

nous avons donné (215) pour les mouvemens variés; & on mettra en même temps  $dx$  au lieu de  $de$ , parce que de quelque endroit que  $M$  soit parti d'abord, l'espace qu'il décrit à chaque instant, est égal à l'augmentation  $dx$  de la longueur de  $PM$ . On aura donc  $\frac{A + 2Px}{B} p dt = d\left(\frac{dx}{dt}\right)$ .

Pour intégrer cette équation, je divise par  $dt$ , & je multiplie par  $dx$ ; j'ai  $\frac{A dx + 2Px dx}{B} p = \frac{dx}{dt} d\left(\frac{dx}{dt}\right)$ , dont l'intégrale est  $\frac{Ax + Px^2}{B} p + C = \frac{1}{2} \frac{dx^2}{dt^2}$ . Pour déterminer la constante  $C$ , je remarque que  $\frac{dx}{dt}$  est (210) la

vitesse. Donc si on suppose qu'au commencement du mouvement,  $M$  étoit en  $O$ ,  $PO$  étant  $= b$ , & qu'il n'ait reçu aucune impulsion, il faut que la constante  $C$  soit telle, que la vitesse soit zéro, lorsque  $x = b$ , on a donc  $\frac{Ab + Pb^2}{B} p + C = 0$ , & par conséquent  $C = -\frac{Ab + Pb^2}{B} p$ ;

donc  $\frac{Ax + Px^2 - Ab - Pb^2}{B} p = \frac{1}{2} \frac{dx^2}{dt^2}$ . Nommons  $\frac{1}{2} p$

l'espace parcouru  $OM$ ; nous aurons  $x = a - b$ , ou  $x = b + z$ , &  $dx = dz$ , ce qui changera notre équation en . . . . .

$$\frac{Az + 2Pbz + Pz^2}{B} P = \frac{\frac{1}{2} dz^2}{dt^2}, \text{ d'où l'on tire . . . . .}$$

$$dt = \frac{dz \sqrt{\frac{B}{2P}}}{\sqrt{(A + 2Pb)z + Pz^2}}, \text{ équation que l'on intégrera}$$

facilement, en la rendant rationnelle, par ce qui a été dit (143), & l'on aura le rapport de l'espace au temps, qui est supposé, ici, compté en secondes.

Quant à la vitesse, puisqu'elle est exprimée (210) par

$$\frac{dz}{dt}; \text{ en la nommant } u \text{ on aura } u = \frac{\sqrt{(A + 2Pb)z + Pz^2}}{\sqrt{\frac{B}{2P}}}$$

$u$  étant ce que le corps est capable, à chaque instant, de décrire dans une seconde, en vertu de son mouvement actuel continué uniformément.

### Remarque sur les forces vives.

388. ON a donné le nom de *forces vives*, aux forces des corps en mouvement, & on a appelé *forces mortes*, celles qui, comme une simple pression, ne supposent point un mouvement actuel dans la cause qui agit.

Il y a eu, pendant quelque temps, un partage de sentiments entre les Mathématiciens, sur la mesure des forces vives, ou des forces des corps en mouvement. Quelques-uns ont prétendu que ces forces ne devoient pas se mesurer par la masse multipliée par la vitesse, ainsi que nous avons dit (188) qu'il falloit le faire; mais qu'il falloit les mesurer par le produit de la masse par le carré de la vitesse. Comme on pouvoit craindre que cette différence dans la mesure des forces, n'intéressât la mécanique, nous croyons devoir en dire un mot.

Il est absolument indifférent de mesurer la force des corps en mouvement, ou par la masse multipliée par la vitesse simple, ou par la masse multipliée par le carré de la vitesse; pourvu qu'on n'attache pas la même idée au mot *force*, dans chaque cas.

Quand on prend pour mesure de la force, le produit de

la masse par le carré de la vitesse; alors on entend par le mot *force*, le nombre des obstacles qu'un corps en mouvement, peut vaincre; & il est certain, qu'à masse égale, le nombre des obstacles qu'un corps en mouvement peut vaincre, est proportionnel au carré de la vitesse. Par exemple, si le corps *A* (*Fig. 4*) n'a précisément que la vitesse nécessaire pour fermer un ressort tel que *ACB*; il ne faudra à un corps égal *M*, qu'une vitesse double pour fermer quatre ressorts égaux à *ACB*. Car, dans le premier instant, par exemple, *M* s'avancant du double de *A* fermera la totalité des quatre ressorts du double de ce que fera *A* sur son seul ressort; donc, chacun des quatre ressorts, ne sera fermé que de la moitié de ce que le fera *ACB*, & n'aura par conséquent opposé, pendant cet instant, qu'une résistance moitié moindre; donc les quatre ressorts pour être réduits à la même quantité angulaire, chacun, que l'est *ACB*, n'auront opposé qu'une résistance double. On démontrera de même pour les instants suivants que la résistance qu'opposent les quatre ressorts pour être fermés chacun d'une quantité angulaire égale à celle dont *ACB* est fermé dans un instant, est toujours à celle qu'oppose le seul effort *ACB* dans le même instant, dans le rapport des vitesses qu'ont alors les deux corps; donc une vitesse double suffira pour fermer les quatre ressorts; ainsi les nombres des ressorts fermés qui sont 1 & 4, sont donc comme les carrés des vitesses 1 & 2, nécessaires pour les fermer.

On voit donc que le nombre des obstacles que peuvent vaincre les corps en mouvement, croit comme les carrés des vitesses. Mais, par le mot *force*, doit-on entendre le nombre des obstacles? Ou bien n'est-il pas plus naturel d'entendre la somme des résistances que ces obstacles ont opposées; car, ce n'est pas seulement le nombre, mais encore la valeur de chaque obstacle qui détruit le mouvement. Or dans ce cas, chaque résistance instantanée étant évidemment proportionnelle à la quantité de mouvement qu'elle fait perdre (& en cela on a toujours été d'accord) la somme des résistances sera proportionnelle à la quantité de mouvement qui a été consumée; donc si, par *force*, on entend la somme & non pas seulement le nombre des résistances qu'un corps en mouvement peut vaincre, la force est proportionnelle à la quantité de mouvement. D'ailleurs, en partant de ce principe,

B 2

on en déduit également que les nombres de résistances vaincues sont comme les quarrés des vitesses. La question n'est donc, au fonds, qu'une question de mots, elle se réduit à savoir ce que l'on doit entendre par le mot *force*. Or sur ce point, on est libre ; pourvu qu'on emploie ce que l'on prend pour mesure de la force, conséquemment à l'idée qu'on attache au mot *force*, on arrivera toujours aux memes résultats. Ainsi nous continuerons de prendre pour mesure des forces, le produit de la masse pour la vitesse ; & par conséquent nous entendons par la force d'un corps, la somme totale des résistances nécessaires pour épuiser son mouvement.

### *Du choc des Corps élastiques.*

389. QUOIQUE les corps *élastiques* ou à *ressort*, suivant l'idée que nous en avons donnée (376), doivent être compressibles, pour être élastiques ; il ne faut pas croire néanmoins qu'ils doivent être d'autant plus compressibles qu'ils sont plus élastiques. Une balle de laine n'est pas plus élastique qu'une bille d'ivoire qui cependant est beaucoup moins compressible.

Quoi qu'il en soit, la compressibilité paroît inséparable de l'élasticité. En vertu de la compressibilité, un corps change de figure lorsqu'on lui applique extérieurement une force : & en vertu de l'élasticité, il tends à revenir à cette figure. Mais entre tous les corps élastiques, c'est-à-dire, qui devenus libres, tendent à reprendre leur figure, les uns la reprennent entièrement, les autres

en partie seulement ; ces derniers sont dits *corps à ressort imparfait*. Quant aux autres, ils peuvent revenir à leur figure primitive plus ou moins promptement, & par des degrés forts différents. Mais s'ils sont tels qu'après s'être choqués, ils se rétablissent par les mêmes degrés par lesquels ils se sont comprimés, on les appelle *corps à ressort parfait*. Dans tout autre cas, on les appelle simplement *corps à ressort*. Nous ne considérerons ici que les corps à ressort parfait.

Observons à l'égard de ceux-ci, que puisque dans le choc il se fait une résistance de la part de celui qui a le moins de vitesse, & que par conséquent il y a compression ; non seulement le rétablissement de la figure suit cette compression, mais ce rétablissement est lui-même suivi d'un nouveau changement de figure tout contraire au premier. A celui-ci, il en succede un autre qui ramene à la figure qu'ils avoient lors de la compression, & ainsi de suite. En sorte que les parties de chaque corps, ont à l'égard de leur centre de gravité, un mouvement de vibration ou d'allée & de retour ; parce que les parties tendent à revenir à leur première figure par un mouvement qui va en s'accélé rant, & qui les fait passer au-delà. Ces changements alternatifs de figure sont sen-

B 3

sibles dans plusieurs corps élastiques lorsqu'on les frappe ; principalement dans les corps sonores.

Cependant, il ne faut pas imaginer que ces vibrations influent sur la vitesse que prendront les corps élastiques après le choc. Elles ne peuvent influencer sur le mouvement des centres de gravité de ces corps, ainsi que nous l'avons vu (319) ; puisque ces mouvements s'exécutent dans chacun des deux corps indépendamment de l'autre. C'est une action des parties d'un même corps les unes sur les autres.

Voici donc comment on doit envisager le choc des corps parfaitement élastiques. Lorsque les deux corps *A* & *B* (*Fig. 5*) viennent à se rencontrer en *C*, la résistance que *B* oppose à *A*, fait qu'ils se compriment mutuellement jusqu'à ce que les deux centres & le point de contact aient tous une égale vitesse : jusques-là tout se passe comme dans le choc des corps durs, au changement de figure près, qui ne peut contribuer en rien à la quantité de mouvement perdue ou gagnée.

Le changement de figure, se fait de manière que chacun des deux corps s'applatit également de chaque côté ; parce que les parties les plus éloignées du contact, s'avan-



tant plus promptement dans l'un, & moins promptement dans l'autre, jusqu'à ce que la compression soit finie, refoulent d'autant les parties intermédiaires. La compression une fois achevée, les parties de chaque corps, voisines du point de contact, s'appuient les unes contre les autres, pendant que le contact est transporté; & alors tout le débandement du ressort s'exerce vers les côtés opposés du point de contact; en sorte que les centres sont entraînés en sens opposés, avec tout l'effort avec lequel la restitution tend à se faire.

On voit donc que le choquant perd alors une vitesse égale à celle qu'il avoit perdue par la compression; & qu'au contraire le choqué en gagne une égale à celle qu'il avoit déjà gagnée pendant la compression. Et quoique les deux corps ne s'arrêtent pas à leur figure primitive dès qu'une fois ils y sont arrivés, néanmoins ils n'ont plus alors d'action l'un sur l'autre, parce que la force avec laquelle ils vont se dilater, ira en diminuant, & par conséquent ils se quittent à ce terme.

Cela étant, il s'en suit évidemment que les circonstances du choc des corps parfaitement élastiques, sont toutes comprises dans cette seule règle. . . . .

390. Cherchez la vitesse commune qu'auroient les corps, après le choc, s'ils étoient sans ressort; alors, si du double de cette vitesse, vous ôtez la vitesse que chacun avoit avant le choc, vous aurez les vitesses de chacun, après le choc. Sur quoi il faut observer, que quand les corps vont en sens contraire avant le choc; on doit donner le signe — à la vitesse de celui qui a la moindre quantité de mouvement; en sorte que dans l'application de cette règle, cette vitesse doit être ajoutée.

En effet, si lorsque les deux corps vont du même sens,  $V$  est la vitesse du choquant, &  $U$  celle du choqué; que  $u$  soit la vitesse qu'ils auroient après le choc, considérés comme corps durs; alors  $V - u$  est la vitesse perdue par le choquant; puis donc que le ressort, en se débandant en sens contraire au mouvement, fait perdre autant de mouvement que la compression en avoit déjà fait perdre; il ne restera donc que la vitesse  $u - (V - u)$ ; c'est-à-dire,  $u - V + u$ , ou  $2u - V$ . A l'égard du choqué,  $u - U$  est la vitesse qu'il gagne par le choc; or nous venons de voir que par le débandement de son ressort, il en acquiert encore autant; il aura donc  $u + u - U$ , c'est-à-dire,  $2u - U$ . Ce cas comprend celui où l'un des deux corps auroit été en repos avant le choc.

Si les corps alloient en sens contraire, le raisonnement est encore le même pour celui des deux qui a la plus grande quantité de mouvement. Quant à l'autre, dans le choc, comme corps dur, il perdrait sa vitesse & en acquerroit une autre en sens contraire. Soit  $u$  cette vitesse ; alors la vitesse avec laquelle son ressort se rétablit, est  $U + u$ , laquelle étant jointe à  $u$ , qu'il auroit eue comme corps dur, donne  $2u + U$ .

391. Il est facile de déduire de-là, des formules pour le choc des corps élastiques, dans lesquelles il n'entre autre chose que les masses & les vitesses avant le choc ; il ne faut pour cela que substituer dans  $2u - V$  &  $2u + U$  la valeur de  $u$  que donnent les regles établies (377 & 379). Mais comme ces formules ne donnent rien d'aussi facile à retenir que la regle que nous venons d'énoncer, nous laissons cette substitution à faire, à ceux qui en feront curieux.

392. Observons que lorsqu'un des deux corps est en repos, la vitesse qu'il reçoit par le choc, est double de celle qu'il auroit eue s'il n'eût point été élastique. C'est une suite évidente de la regle générale.

393. Pour donner quelques exemples de ces regles, supposons d'abord que les deux corps sont égaux, & que l'un des

deux est en repos ; alors  $\frac{MV}{M+m}$  qui (278) exprime la vitesse après le choc des corps considérés comme durs, se réduit à  $\frac{MV}{2M}$ , ou  $\frac{1}{2}V$ . Il faut donc (390) de deux fois  $\frac{1}{2}V$  ou de  $V$ , retrancher  $V$  pour avoir la vitesse du choquant après le choc, laquelle sera par conséquent zéro. Pour avoir la vitesse du choqué, il faut de deux fois  $\frac{1}{2}V$  retrancher la vitesse zéro qu'il avoit avant le choc, ce qui donne  $V$  pour la vitesse après le choc ; c'est-à-dire, que le mouvement du choquant passe entièrement dans le choqué. D'où l'on peut conclure que si l'on avoit plusieurs corps élastiques égaux, placés sur une même ligne droite, & que l'on vint à faire choquer l'un des extrêmes par un corps élastique égal à l'un d'entre-eux, il n'y auroit que l'autre extrême qui se détacheroit. Que si l'on faisoit choquer en même temps, par deux corps élastiques pareils à ceux-là, il n'y auroit que ce dernier & l'avant-dernier qui se détacheroient ; & ainsi de suite.

Supposons que les deux corps vont du même sens. L'un a 5 onces de masse ; & une vitesse de 6 pieds par seconde ; l'autre a 7 onces de masse, & une vitesse de 2 pieds par seconde. La vitesse qu'ils auroient après le choc, comme corps durs (377),

fera  $\frac{44}{12}$  ou  $3\frac{2}{3}$ ; si donc du double de cette quantité, c'est à-dire, de  $7\frac{1}{3}$ , j'ôte les vîteses 6 et 2 qui avoient lieu avant le choc, j'aurai  $1\frac{1}{3}$ , &  $5\frac{1}{3}$  pour les vîteses du choquant & du choqué, après le choc.

Si le choqué au lieu d'avoir 7 onces de masse, comme dans cet exemple, en avoit 20; alors la vîtesse après le choc, comme corps durs, seroit  $\frac{70}{25}$  ou  $2\frac{4}{5}$ . Or si du double  $5\frac{1}{5}$ , on retranche les vîteses 6 & 2 qui avoient lieu avant le choc, on aura  $5\frac{1}{5} - 6$  &  $5\frac{3}{5} - 2$ , ou  $-\frac{2}{5}$  &  $3\frac{3}{5}$ , pour les vîteses après le choc; ou le signe —, indique que le choquant rebrouffera.

Si les deux corps viennent à la rencontre l'un de l'autre, avec les mêmes masses & les mêmes vîteses que dans le second exemple; alors la vîtesse après le choc, comme corps durs, seroit  $\frac{30 - 14}{12}$  ou  $1\frac{1}{3}$ . Si du double de cette quantité, on retranche la vîtesse 6 que le choquant avoit avant le choc, on aura  $-3\frac{1}{3}$  pour sa vîtesse après le choc; il rebrouffera donc avec une vîtesse de 3 pieds &  $\frac{1}{3}$ . A l'égard du choqué, il faut (390) à ce même double de  $1\frac{1}{3}$  ajouter la vîtesse 2 avant le choc, & l'on aura  $4\frac{2}{3}$  pour sa vîtesse après le choc.

394. Puisque ( 390 ) lorsque les corps élastiques vont du même sens avant le choc, les vîteses après le choc sont  $2u - V$ , &  $2u - U$ , ( $u$  étant celle qu'ils auroient après le choc s'ils n'étoient point élastiques); la différence de ces deux vîteses qui est  $V - U$ , est donc la même que la différence des vîteses avant le choc. Cette différence est ce qu'on appelle la vîtesse respectve, qui est donc la même avant & après le choc. Au contraire, quand les corps, avant le choc, vont en sens opposés, leurs vîteses, après le choc, sont  $2u - V$  &  $2u + U$ , dont la différence est  $V + U$  qui étoit leur vîtesse respectve, ou celle avec laquelle ils s'approchoient l'un de l'autre avant le choc. Donc celle avec laquelle ils s'éloignent après le choc, est la même que celle avec laquelle ils s'approchoient avant : ainsi, en général, dans le choc des corps élastiques, la vîtesse respectve est la même avant & après le choc.

*Du choc & de la résistance des Fluides.*

395. CONCEVONS qu'un corps  $M$  (Fig. 9) terminé par une surface plane  $AB$ , choque perpendiculairement à cette surface,

une couche de corps infiniment petits & sans ressort, dont la somme totale des masses soit  $m$ . La vitesse qu'il a avant le choc étant  $V$ , celle qu'il aura après le choc (378) sera  $\frac{MV}{M+m}$ . Donc celle qu'il aura perdue sera  $V - \frac{MV}{M+m}$ , c'est-à-dire,  $\frac{mV}{M+m}$ , ou simplement  $\frac{mV}{M}$ , parce que nous supposons que  $m$  est infiniment petite à l'égard de  $M$ . Donc la quantité de mouvement que  $M$  aura perdue, ou la résistance qu'il aura éprouvée sera  $\frac{mV}{M} \times M$ , ou  $mV$ .

Si l'on conçoit maintenant, que pendant un temps infiniment petit, le corps  $M$  s'avance de la quantité infiniment petite  $Bb$ , & qu'à chaque pas, la couche des particules qu'il a choquée d'abord, s'anéantisse pour faire place à une autre qui soit choquée à son tour; il est clair que de  $B$  en  $b$ , la vitesse ne pouvant diminuer qu'infiniment peu, la perte de mouvement que le corps fera, à la rencontre de chaque couche, sera la même, & égale à  $mV$ ; donc la somme des résistances que lui auront faites les couches qu'il aura rencontrées de  $B$  en  $b$ , sera  $mV$  répétée autant de fois qu'on peut concevoir de particules dans

l'espace  $Bb$ . Or si on appelle  $a$  l'épaisseur infiniment petite de chaque particule,  $\frac{Bb}{a}$  exprimera le nombre de celles qui peuvent être rangées sur  $Bb$ ; on aura donc  $mV \times \frac{Bb}{a}$ , pour la résistance que  $M$  aura éprouvée pendant une durée infiniment petite. Mais (191) la masse  $m$  de la première couche, est égale au volume de cette couche, multiplié par sa densité; c'est-à-dire, en nommant  $D$  cette densité, &  $S$  la surface  $AB$ , est égale à  $D \times S \times a$ ; donc  $m = DSa$ ; donc la résistance que j'appelle  $R$ , devient  $R = DSaV \times \frac{Bb}{a} = DSV \times Bb$ .

Observons maintenant, que  $Bb$  étant l'espace parcouru par le corps pendant un temps infiniment petit, que je représente par  $dt$  pendant lequel la vitesse doit (210) être supposée uniforme, on a  $Bb = Vdt$  (210). Donc la résistance  $R = DSV^2 dt$ .

396. Si l'on conçoit que les petits corps dont il vient d'être question, soient les molécules qui composent un fluide incompressible; on remarquera que puisqu'il est de la nature des fluides (327) de transmettre également, dans tous les sens, la pression qu'on leur applique; dès que les molécules voisines de  $AB$  recevront le choc,



elles le transmettront aux parties voisines qu'elles obligeront de couler le long de la surface du corps, pour remplir l'espace que le corps en se transportant, tend à laisser vuide derriere lui; & elles succéderont à celles qu'elles auront chassées, pour laisser place à de nouvelles qui recevant de même le choc du corps  $M$ , agiront ensuite de la même maniere; & ainsi de suite. Donc l'expression  $DSV^2 dt$ , exprime généralement, la résistance qu'éprouve à chaque instant, le corps  $M$ , mu dans un fluide dont la densité est  $D$ .

397. Donc, par la même raison, si un autre corps se meut avec une vitesse  $u$ , dans un autre fluide dont la densité soit  $D'$ , & présente perpendiculairement une surface  $s$ ; on aura en nommant  $r$  la résistance qu'il éprouve pendant un pareil instant  $dt$ ,  $r = D's u^2 dt$ . D'où l'on conclura  $R : r :: DSV^2 dt : D'su^2 dt :: DSV^2 : D'su^2$ ; c'est-à-dire, que si deux corps se meuvent avec des vitesses différentes  $V$  &  $u$  dans deux fluides dont les densités soient  $D$  &  $D'$ , & présentent perpendiculairement des surfaces  $S$  &  $s$ , les résistances qu'ils éprouveront dans un même instant, seront comme les densités multipliées par les surfaces, & multipliées par les quarrés des vitesses.



## C O U R S

398. Donc si la surface est la même, & la densité la même, les résistances seront comme les quarrés des vîteses; car alors on aura  $R : r :: D S V^2 dt : D S u^2 dt :: V^2 : u^2$ .  
*Donc les résistances qu'un même corps éprouve successivement de la part d'un même fluide, dans des instans égaux, sont comme les quarrés des vîteses.*

399. Il est donc facile, par la proposition générale que nous venons d'établir (397) de trouver le rapport des résistances, lorsque les densités sont les mêmes, ou lorsque les surfaces sont les mêmes, ou lorsque les vîteses sont les mêmes. Ainsi on voit par l'équation  $R = D S V^2 dt$ , que toutes choses d'ailleurs égales, le choc d'un fluide est d'autant plus grand que sa densité est plus grande, ensorte que l'eau de mer est capable d'un plus grand choc, que l'eau douce; l'air n'est capable que d'un choc encore beaucoup moindre que celui de l'eau douce; & la force dont il est capable varie beaucoup par le chaud & par le froid, qui peuvent changer beaucoup sa densité.

400. Si le fluide étoit élastique, tout ce que nous venons de dire auroit également lieu, avec cette différence seulement, que la valeur absolue de la résistance, seroit

roit double ; c'est une suite de ce qui a été dit (392).

401. Il ne faut pas, cependant, dissimuler que la règle donnée (392), supposant que le corps choqué devient libre, après le choc ; c'est-à-dire, que son ressort se déploie librement ; on ne doit pas regarder cette mesure de la résistance absolue des fluides élastiques, comme bien rigoureuse. Plusieurs autres raisons engagent à en douter ; mais cela n'empêche pas que cette mesure ne puisse être employée, pour comparer les résistances des fluides élastiques.

402. Si au lieu de concevoir, comme nous l'avons fait, que le corps  $M$  (Fig. 6) choque, dans un instant  $dt$ , tous les petits corps contenus dans l'espace  $ABba$ , on conçoit au contraire ; que le corps  $M$  soit immobile, & qu'à chaque instant  $dt$ , il soit frappé par un volume de fluide, égal à  $ABba$ , mu avec la vitesse  $V$ , & qui s'anéantisse après avoir fait son choc ; on démontrera, de la même manière, que la quantité de mouvement infiniment petite, que ce choc fera passer dans le corps  $M$ , aura pour expression  $DSV^2 dt$  ; &  $2DSV^2 dt$  lorsque le fluide est élastique. D'où l'on conclura, que c'est la même chose que le corps choque le fluide, ou que le fluide choque

Q

le corps ; pourvu que la vitesse soit la même , dans chaque cas.

403. Ramenons , à des mesures plus connues , l'évaluation que nous venons de faire , de la résistance , ou du choc des fluides.

Si l'on suppose que  $h$  soit la hauteur d'où un corps pesant devrait tomber pour acquérir la vitesse  $V$  avec laquelle nous supposons que le corps  $M$  se meut ; selon ce qui a été dit (207) on aura  $h = \frac{V^2}{2p}$ ,  $p$  étant la vitesse que la pesanteur engendre , en une seconde de temps , dans un corps libre. Si de cette équation on tire la valeur de  $V^2$ , pour la substituer dans l'expression que nous avons trouvée (396) pour la résistance, nous aurons  $R = 2 D S h p dt$  ; &  $R = 4 D S h p dt$  pour les fluides élastiques. Or puisque  $p$  exprime la vitesse que la pesanteur engendre , en une seconde de temps ,  $p dt$  est ce qu'elle engendre pendant l'instant  $dt$ , puisque (203) les vitesses qu'elle communique , sont dans la raison des temps. D'un autre côté,  $2 D S h$  exprime (191) la masse d'un prisme ou d'un cylindre du fluide dont il s'agit, lequel prisme auroit pour base la surface  $S$ , & pour hauteur  $2h$ , c'est-à-dire, le double de celle dont un corps pesant devrait tom-

ber pour acquérir la vitesse avec laquelle cette surface se meut dans le fluide ; donc  $2DS\sqrt{h}$  exprime la quantité de mouvement que ce prisme acquerroit pendant un instant par l'action libre de la pesanteur ; c'est-à-dire, qu'il exprime le poids de ce prisme. Donc la résistance qu'éprouve un corps, mu dans un fluide en repos, ou le choc qu'un corps en repos, éprouve de la part d'un fluide en mouvement, est égal au poids d'un prisme de ce fluide, qui auroit pour base la surface choquée, & pour hauteur, le double de la hauteur dont un corps pesant devrait tomber pour acquérir la vitesse avec laquelle le corps, ou le fluide, se meut actuellement. Et dans les fluides élastiques, la résistance a pour mesure le double du poids de ce prisme.

404. Les différents Auteurs qui ont traité de la résistance des fluides, ne s'accordent pas trop sur la mesure de la valeur absolue de cette résistance : quelques-uns la font moitié moindre que nous ne la trouvons ici. Ceux qui ont consulté l'expérience ne s'accordent pas mieux entre-eux. La seule loi que l'expérience paroisse bien confirmer est celle qui établit que les résistances sont (toutes choses d'ailleurs égales) proportionnelles aux quarrés des vitesses.

Quant aux surfaces & aux densités, les expériences de M. le Chevalier de Borda, font voir que les résistances ne leur sont pas exactement proportionnelles.

En attendant que l'expérience & la théorie soient plus avancées sur la loi des résistances, nous supposerons que la hauteur du prisme de fluide, dont le poids mesure la résistance, est à la hauteur  $2h :: n : 1$ ;  $n$  étant un nombre inconnu que l'on déterminera par expérience, tant pour les fluides non élastiques, que pour les fluides élastiques. Ainsi, nous aurons généralement  $R = 2DSnhpdt$ , ou  $R = DSnV^2dt$ , puisque  $2ph = V^2$ .

Si l'on suppose avec M. Bouguer (*Traité du Navire*, pag. 357) que l'eau de mer, mue avec une vitesse d'un pied par seconde, & choquant une surface d'un pied carré, fait équilibre à un poids d'une livre sept onces, ou de 23 onces, voici comment on déterminera  $n$ .

$p$  étant la vitesse qu'un corps pesant acquiert dans une seconde,  $pdt$  est celle qu'il acquiert dans un instant  $dt$ ; ainsi  $23pdt$  est la quantité de mouvement qu'un corps de 23 onces a acquise à la fin de cet instant. Cette quantité de mouvement doit donc être égale au choc exprimé par  $nDSV^2dt$ , en

mettant un pied quarré pour  $S$ , 1 pied pour  $V$ , & pour  $D$  la pesanteur spécifique de l'eau de mer, c'est-à-dire, 73 livres ou 1152 onces. On a donc  $23 p dt = n D dt$ , ou  $n = \frac{23 p}{D} = \frac{23}{1152} p$ ;  $p$  valant 30, 2 pieds. En sorte que  $n$  revient à 0, 603 à très-peu près.

L'équation  $23 p dt = n D dt$ , donne  $n D = 23 p = 694, 6$ . Si on substitue pour  $n D$  cette valeur, dans l'expression  $n D S V^2 dt$  de la résistance, on aura  $R = 23 p S V^2 dt$ , ou  $R = 694, 6 S V^2 dt$  pour la résistance de l'eau de mer; la surface  $S$  étant supposée mesurée en pieds quarrés, & la vitesse  $V$  en pieds. Cette quantité divisée par  $p dt$  ou 30, 2  $dt$ , exprime la masse dont le poids seroit équilibre à la résistance. Comme  $dt$ , dans cette expression, ne sert qu'à déterminer l'effet de la résistance eu égard à la durée de l'instans, qui est arbitraire, on peut supposer  $dt = 1$ , & écrire simplement  $R = 694, 6 S V^2$ .

Si l'on suppose, avec M. Mariotte, (*Traité du mouvement des Eaux*, pag. 180), que l'air mu avec une vitesse 24 fois plus grande que l'eau, fait le même choc sur une même surface. Alors on aura  $V = 24$ ,  $S = 1$ ; ainsi représentant par  $n'$  la valeur

de  $n$  qui convient à l'air, & par  $D'$  la densité de l'air, on aura  $23 p dt = n' D' S V^2 dt = n' D' \times 24^2 dt$ , ou  $n' D' = \frac{23 p}{24^2} = \frac{23 p}{576}$ ; substituant cette valeur de  $n' D'$  dans l'expression de la résistance, on a pour l'air,  $R = \frac{23 p}{576} S V^2 dt$  ou  $R = \frac{624,6 S V^2 dt}{576}$ , ou simplement  $R = \frac{624,6 S V^2}{576}$ . Ainsi, d'après cette expérience, la résistance ou le choc de l'air, seroit 576 fois moindre que celle de l'eau. Au reste, cette résistance est fort variable, parce que la densité de l'air est très-variable.

405. Passons à la résistance sur les surfaces qui se présentent obliquement; & pour plus de simplicité, supposons que c'est le fluide qui se meut.

Concevons un corps tel que le représente la Fig. 7; c'est-à-dire, dont les faces planes  $EFG L$ ,  $AELD$ ,  $AEFB$ , soient perpendiculaires entre-elles; & dont les trois autres faces planes aient telle grandeur & telle inclinaison que l'on voudra, de manière cependant qu'il n'y ait que la face  $ABCD$  qui soit exposée au choc du fluide que je suppose se mouvoir suivant  $gT$  parallèle à  $AE$ , ou perpendiculaire à  $EFG L$ . Imaginons qu'on élève sur le plan  $ABCD$ , la per-



pendiculaire  $gR'$ , & que par cette ligne, & la ligne  $gT$ , on fasse passer un plan. Ce plan sera perpendiculaire aux deux plans  $ABCD$ ,  $EFGL$ ; & si on le conçoit prolongé, il formera dans le corps, une section  $MHIN$  inclinée aux deux plans  $AELD$ ,  $AEFB$ . De plus, comme il passe par la droite  $gT$  qui est la direction du fluide, toutes les particules de fluide arrivent sur la surface  $ABCD$  suivant les directions parallèles à la section  $MHIN$ ; en sorte que si on imagine le corps coupé par plusieurs plans parallèles à  $MHIN$ , on pourra dire de chaque section, ce que nous allons dire de celle-ci.

Soit donc  $p$  (*Fig. 8*) une particule qui arrive à la surface actuellement représentée par  $MN$ . Que la direction, ainsi que la vitesse  $V$  de cette particule, soient représentées par  $pG$ . Si sur cette ligne, comme diagonale, on forme le parallélogramme  $pKGL$ , dont le côté  $pK$  soit sur  $MN$ , & dont le côté  $PL$  soit perpendiculaire à  $MN$ ; & qu'à l'instant où cette particule arrive, on conçoive sa vitesse  $pG$ , composée de deux autres, l'une  $pK$  dirigée suivant  $MN$ , l'autre  $pL$  perpendiculaire à cette même surface; il est clair que cette particule n'agit sur le corps, qu'en vertu de la vitesse qu'elle a suivant  $pL$ ; car en vertu de sa vî-

tesse suivant  $pK$ , elle ne peut que se mouvoir le long de la surface, que nous supposons parfaitement unie & sans frottement, & à laquelle, par conséquent, la particule  $p$  ne peut donner de mouvement. Ainsi le choc de la particule  $p$  se fait avec une quantité de mouvement exprimée par  $p \times pL$ . Et comme les autres particules qui arrivent en même-temps sur les autres points de la surface, sont supposées avoir toutes la même vitesse, & des directions parallèles; si l'on conçoit pour chacune, une décomposition semblable, elles auront chacune, perpendiculairement à la surface, la même vitesse  $pL$ ; enforte que si l'on nomme  $m$ , la somme de leurs masses, la quantité de mouvement qui passera dans le corps, perpendiculairement à la surface, sera  $m \times pL$ .

Pour juger, à présent, de la quantité de mouvement qui passera dans le temps infiniment petit  $dt$ , il faut déterminer le nombre des lames de fluide qui arriveront à la surface pendant ce même temps  $dt$ . Or ce nombre est, évidemment, le même que celui des lames que rencontreroit le corps, mu avec la vitesse  $V$ . Concevons donc que le corps se meuve pendant l'instant  $dt$ , en sorte que la surface  $ABCD$  (*Fig. 7*), représentée (*Fig. 9*) vienne en  $abcd$  parallèle

lement à elle-même, le point  $g$  décrivant sur  $gT$  la ligne infiniment petite  $gr$ ; il est clair en menant  $gs$  perpendiculaire sur  $abcd$ , qu'il ne peut pas y avoir plus de lames de fluide entre  $ABCD$  &  $abcd$ , que l'épaisseur d'une des particules, n'est contenue de fois dans l'épaisseur  $gs$ ; donc en nommant  $a$  l'épaisseur d'une des particules,  $\frac{gs}{a}$  exprimera le nombre des lames; donc  $m \times p L \times \frac{gs}{a}$ , exprimera la quantité de mouvement qui passe dans le corps pendant l'instant  $dt$ , & qui est dirigée perpendiculairement à la surface  $ABCD$ .

Mais puisque la masse  $m$  de la première lame, est égale au volume de cette lame, multiplié par sa densité; si l'on nomme  $S$  la surface  $ABCD$  &  $D$  la densité du fluide, on aura  $m = DSa$ ; donc la quantité de mouvement qui passe dans le corps, est  $D \times S \times p L \times gs$ . Il ne s'agit donc plus que de déterminer  $p L$  &  $gs$ .

Or si l'on nomme  $i$  l'angle  $TgM$  (*Fig. 7*) que la direction du mouvement de chaque particule, fait avec la surface (angle qu'on appelle *angle d'incidence*), lequel est le même que  $MpO$  (*Fig. 8*) qui est égal à  $GpK$ ; le triangle rectangle  $GpK$  don-

nera  $1 : pG :: \sin i : GK$  ou  $pL$  ; donc  $pL = pG \sin i = V \sin i$ , puisque  $pG$  marque la vitesse.

A l'égard de  $gs$  (*Fig. 9*) ; si l'on joint les deux points  $r$  &  $s$ , le triangle  $grs$  fera rectangle en  $s$ , puisque  $gR'$  ou  $gs$  est perpendiculaire au plan  $abcd$  dans lequel se trouve  $rs$  ; & l'angle  $grs$  fera égal à l'angle  $TgM$  de la *Fig. 7* ; c'est-à-dire, fera égal à  $i$ . On aura donc  $1 : \sin i :: gr : gs$  ; donc  $gs = gr \sin i$  ; ou bien, parce que  $gr$  étant l'espace décrit avec la vitesse  $V$  pendant le temps  $dt$ , ce qui (210) donne  $gs = V dt$ , on aura  $gs = V dt \sin i$ .

Mettant donc ces valeurs de  $pL$  & de  $gs$ , dans  $D \times S \times pL \times gs$ , on aura, en nommant  $R'$  cette résistance ou ce choc,  $R' = DSV^2 dt \sin^2 i$  ; ou plus exactement, (en vertu de l'observation faite 404),  $R' = n DSV^2 dt \sin^2 i$ .

406. Remarquons, actuellement, que pour la résistance, dans le cas où la surface se présente perpendiculairement, nous avons (404) trouvé  $R = n DSV^2 dt$ , on a donc  $R : R' :: n DSV^2 dt : n DSV^2 dt \sin^2 i :: 1 : \sin^2 i :: 1^2 : \sin^2 i$  ; donc, toutes choses d'ailleurs égales, la résistance ou le choc direct d'un fluide, est à la résistance oblique sur la même surface, comme le carré du rayon, est au carré du sinus d'incidence. Ainsi, l'une de ces résistances

peut toujours se conclure facilement de l'autre.

407. La résistance que nous venons de calculer, se transmet perpendiculairement à la surface. Mais on a, le plus souvent, besoin de connoître l'effet qui en résulte dans une direction donnée, voyons donc comment on y parvient.

Il est facile de voir (*Fig. 7*) que puisque cette force est dirigée perpendiculairement à la surface  $ABCD$ , laquelle est inclinée aux plans  $AEFB$ ,  $AELD$ ,  $EFG L$  que nous avons supposés perpendiculaires entre eux, elle tend à donner du mouvement au corps suivant des directions perpendiculaires à chacun de ces trois plans.

Pour déterminer chacun de ces trois efforts, il faudroit décomposer l'effort  $R'$  perpendiculaire à  $ABCD$ , en trois autres, perpendiculaires à ces trois plans; mais on peut y parvenir plus promptement en déterminant d'abord l'un quelconque de ces efforts, de la manière suivante: & de celui-là nous concluons les autres.

408. Proposons-nous donc cette question générale: la force  $R'$  (*Fig. 11*) appliquée perpendiculairement au plan  $ABCD$ , étant connue, déterminer quel est son effort suivant une direction perpendiculaire à un plan connu  $EFG L$ .

Par la direction  $gR'$  de la force  $R'$  on imaginera un plan qui soit, tout-à-la-fois, perpendiculaire au plan  $ABCD$ , & au plan  $EFGL$ . Soient  $MI$  &  $HI$  les interseptions de ce plan, avec  $ABCD$  &  $EFGL$ ; &  $TK$  la section commune de ces deux derniers;  $MI$  &  $HI$  seront perpendiculaires à  $TK$ ; & l'angle  $MIH$ , mesurera l'inclinaison des deux plans.

Si sur la ligne  $R'g$  prolongée & prise pour diagonale, on forme le parallélogramme  $gROQ$  dans le plan  $MIH$ , & dont les côtés  $gQ$  &  $gR$  soient, le premier, perpendiculaire, & le second, parallèle au plan  $EFGL$ ; on pourra substituer à la force  $R'$  les deux forces  $gR$  &  $gQ$ . Or  $gR$  étant parallèle au plan  $EFGL$ , ne tend à donner au plan  $ABCD$  aucun mouvement pour s'approcher du plan  $EFGL$ , ni pour s'en éloigner, & ne peut que le faire mouvoir parallèlement à lui-même, sa distance au plan  $EFGL$  demeurant toujours la même; ainsi la seule tendance que  $ABCD$  ait en vertu de la force  $R'$ , pour se mouvoir perpendiculairement à  $EFGL$ , est  $gQ$ . Voyons donc quelle est la valeur de  $gQ$ .

Or par le principe de la décomposition des forces, on a (en nommant  $Q$  la force  $gQ$ )  $R' : Q :: gO : gQ$ . Mais si l'on prolonge

$gQ$  jusqu'à ce qu'elle rencontre  $HI$  en  $S$ , on verra facilement que les deux triangles rectangles  $OgQ$ ,  $gSI$  sont semblables; parce qu'outre l'angle droit en  $Q$  & en  $S$ , les deux angles  $OgQ$  &  $SIg$  sont égaux, comme étant compléments du même angle  $SgI$ . On a donc  $gO : gQ :: Ig : IS$ ; donc  $R' : Q :: Ig : IS$ . Mais le triangle rectangle  $gSI$  donne  $Ig : IS :: 1 : \sin IGS :: 1 : \cos SIG$ ; donc enfin  $R' : Q :: 1 : \cos SIG$ ; c'est-à-dire, que l'effort absolu de la force  $R'$ , perpendiculaire au plan  $ABCD$ , est à celui qui en résulte suivant une direction perpendiculaire à un autre plan quelconque  $EFGI$ , comme le rayon est au cosinus de l'inclinaison de ces deux plans.

409. Quant à l'effort  $gR$  qui est parallèle à  $IH$ ; c'est de lui que résultent les deux efforts perpendiculaires au plan  $AEFB$  & au plan  $AELD$ ; en sorte que pour avoir ces deux efforts, il faudroit; ainsi que nous l'avons déjà observé, décomposer l'effort  $gR$ , en deux autres qui fussent perpendiculaires à ces deux plans perpendiculaires entre-eux & au plan  $EFGI$ . Mais il est facile d'appercevoir que les trois efforts dans lesquels la force  $R'$  sera alors décomposée, étoient perpendiculaires entre-eux, aucun des trois ne peut contribuer à l'effet des deux autres;

donc chacun peut être déterminé comme nous venons de le faire, c'est-à-dire, en décomposant simplement la force  $R'$  en deux autres, l'une perpendiculaire, & l'autre parallèle au plan dont il s'agit. De sorte que la force  $R'$  est à chacun des trois efforts qu'elle tend à faire perpendiculairement aux plans  $EFG L$ ,  $A E F B$ ,  $A E L D$  perpendiculaires entre-eux, comme le rayon est au cosinus de l'inclinaison du plan  $A B C D$  sur chacun de ces trois plans.

410. Voilà donc le rapport de ces trois efforts, fixé. Mais pour l'usage que nous voulons en faire, il faut le traduire en un autre.

Dans cette vue, soit  $A B C D$  (*Fig. 10*) une surface plane quelconque. Concevons que de tous ses points on ait mené des perpendiculaires sur un plan quelconque  $A'B'FE$  qui rencontre le plan  $A B C D$  dans la droite  $EF$ . Ces perpendiculaires formeront sur le plan  $A'B'FE$  une surface  $A'B'C'D'$  qu'on appelle la *projection* de  $A B C D$ , & qui sera à celle-ci, comme le cosinus de l'inclinaison des deux plans, est au rayon.

En effet, si l'on conçoit dans le plan  $A B C D$ , deux droites  $MNP$ ,  $mnp$  infiniment proches l'une de l'autre, & perpendiculaires à l'intersection commune  $FE$ ; & qu'on



se représente en même temps, leurs projections  $M'N'P$ ,  $m'n'p$ ; il est facile de voir, qu'à cause de la hauteur commune  $Pp$ , les deux surfaces  $MmpP$ ,  $M'm'pP$ , sont entre-elles comme  $MP : M'P$ . Par la même raison, les surfaces  $NnpP$ ,  $N'n'pP$  sont entre-elles ::  $NP : N'P$ , ou (à cause des parallèles  $MM'$ ,  $NN'$ ) ::  $MP : M'P$ ; donc aussi les surfaces  $MmnN$ ,  $M'm'n'N'$  sont entr'elles ::  $MP : M'P$ . Or le triangle rectangle  $MPM'$  donne  $MP : M'P :: 1 : \sin P M M'$ ; donc puisqu'on peut toujours considérer les deux surfaces comme composées d'un même nombre de petits trapèzes correspondants, tels que  $MmnN$ ,  $M'm'n'N'$ , lesquels seront toujours l'un à l'autre ::  $1 : \sin P M M'$ , on peut dire, généralement, que la surface plane quelconque  $ABCD$ , est à celle de sa projection ::  $1 : \sin P M M'$ . Or puisque les lignes  $MP$ ,  $M'P$  sont perpendiculaires à la section commune  $EF$ , l'angle  $MPM'$  qu'elles forment, mesure l'inclinaison des deux plans  $ABCD$ ,  $A'B'C'D'$ ; & à cause du triangle rectangle  $MPM'$ , l'angle  $PM M'$  est le complément de cette inclinaison; donc en général, si l'on projette sur un plan quelconque, une surface plane quelconque; la surface projetée est à celle de sa projection, comme le rayon est au cosinus de l'inclinaison, de ces deux plans.

411. Concluons donc de-là, que puisque (409) lorsqu'on décompose la force  $R'$  (Fig. 11) en trois autres, perpendiculaires à trois plans connus & perpendiculaires entr'eux, cette force est à chacune de ses composantes, comme le rayon est au cosinus de l'angle que fait le plan  $ABCD$ , avec celui auquel cette composante est perpendiculaire; concluons, dis-je, que si l'on nomme  $r, r', r''$  les effets que le choc  $R'$  d'un fluide, sur  $ABCD$ , produit dans le sens perpendiculaire à chacun des trois plans  $EFGH, AEFB, AELD$ ; & si l'on nomme  $s, s', s''$ , les surfaces que l'on auroit en projetant sur chacun de ces trois plans la surface  $ABCD$  que nous avons appelée  $S$ ; on aura  $R' : r : r' : r'' :: S : s :: s' : s''$ ; donc puisque nous avons trouvé  $R' = n D S V^2 dt \sin^2 i$ ; si de cette suite de rapports on tire les trois proportions  $R' : r :: S : s$ ;  $R' : r' :: S : s'$ ;  $R' : r'' :: S : s''$ , & que l'on mette pour  $R'$  sa valeur, on aura  $r = n D s V^2 dt \sin^2 i$ ,  $r' = n D s' V^2 dt \sin^2 i$ ,  $r'' = n D s'' V^2 dt \sin^2 i$ .

C'est-à-dire, que lorsqu'une surface plane quelconque  $ABCD$  est exposée au choc d'un fluide, si l'on veut savoir l'effet que ce choc produit, suivant une direction donnée; il faut imaginer cette surface projetée sur un plan auquel cette direction seroit perpendiculaire; & ayant déterminé

déterminé par ce qui a été dit (396), le choc que cette projection éprouveroit, si elle étoit mue perpendiculairement, on le multipliera par le quarré du sinus d'incidence du fluide sur la véritable surface.

412. On pourra donc, par ces principes, déterminer les efforts que le choc, ou la résistance des fluides, tend à produire dans un corps, suivant trois directions perpendiculaires entr'elles, soit que ce corps présente plusieurs surfaces planes différemment inclinées, soit qu'il présente une surface courbe; car dans ce dernier cas, on peut toujours imaginer cette surface décomposée en une infinité de petites surfaces planes. Nous verrons, en parlant des mouvements de rotation, quels effets ces efforts doivent produire. Quant à présent, faisons voir, par quelques exemples, comment on détermine le choc ou la résistance, d'après ces principes. Mais pour simplifier le calcul, observons que la quantité  $n D V^2 dt$ , qui entre comme facteur dans l'expression de la résistance, étant la même pour toutes les parties de la surface, on peut l'omettre, pendant le détail du calcul des différentes parties de la surface, & des angles d'incidence, sauf à le remettre dans le résultat du calcul.

§

D

413. Supposons que le corps  $M$  (Fig. 12) est un parallépipède rectangle, mu dans l'eau suivant la ligne horizontale quelconque  $gT$ , la surface  $DEGH$  étant horizontale. Si l'on imagine que la partie plongée de ce solide, soit coupée par des plans horizontaux, en une infinité de tranches égales, il est visible que chaque tranche éprouve la même résistance. Ainsi nous pouvons nous borner à chercher celle qu'éprouveroit une de ces tranches; il ne s'agira plus que de la multiplier par le nombre des tranches.

Supposons donc (Fig. 13) un parallélogramme rectangle  $ABCD$ , mu suivant la ligne  $gT$  tirée dans son plan, & qui fait avec les côtés  $BC$ ,  $AB$ , des angles connus  $gBE$ ,  $gBD$ . Il est clair que ces angles sont les angles d'incidence du fluide à l'égard de chacun des points de chaque surface exposée au choc. Donc la résistance faite sur  $BC$  (406) sera (en omettant le facteur  $nD V^2 dr$ ) exprimée par  $BC \times \sin^2 gBE$ . Par la même raison, la résistance faite sur  $AB$ , sera  $AB \times \sin^2 gBD$ .

Maintenant, comme ces résistances agissent dans un même plan, l'effort total qui en résulte, sera aussi dans le même plan. D'ailleurs les résistances faites sur les différents points de  $BC$ , & celles qui se font sur

chacun des points de  $AB$ , se réduisant chacune à une seule, qui agit perpendiculairement sur le milieu de chaque ligne, passeront évidemment par le point  $L$ , où se coupent les lignes  $IH$ ,  $FK$  menées par les milieux des côtés opposés. Donc si à compter du point  $L$ , on prend les lignes  $LM$ ,  $LO$ , dans le rapport de ces résistances, c'est-à-dire, telles que l'on ait  $LM : LO :: BC \times \sin^2 gBE : AB \times \sin^2 gBD$ , & que sur ces lignes on forme le parallélogramme  $LMQO$ , la diagonale  $LQ$  représentera la direction de l'effort de la résistance totale; & cet effort dirigé suivant  $LQ$ , sera à celui qui se fait sur  $BC :: LQ : LM$ ; c'est-à-dire, qu'on aura  $LM : LQ :: BC \times \sin^2 gBE$ , est à l'effort absolu de la résistance, lequel sera donc exprimé par  $BC \times \sin^2 gBE \times \frac{LQ}{LM}$ , ou (en remettant le facteur  $nDV^2 dt$ ), par  $nDV^2 dt \times BC \times \sin^2 gBE \times \frac{LQ}{LM}$ . Ainsi, si le corps se meut en vertu d'une impulsion primitive, son mouvement sera non-seulement retardé, mais il changera continuellement de direction, à moins que dès le premier instant  $LQ$  ne se soit trouvée en ligne droite avec  $gT$ .

Mais si le corps se meut en vertu d'une force qui répare toujours le mouvement; par exemple, en vertu de l'action du vent

sur une voile représentée par  $RS$ , il pourra conserver sa vitesse & sa direction, si la voile est placée perpendiculairement à  $LQ$ , & si en même-temps, l'action du vent perpendiculairement à  $RS$ , est égale à  $nD \times BC \times V^2 dt \sin^2 g BE \times \frac{LQ}{LM}$ . Car l'action du vent, comme de tout autre fluide, ne s'exerce que perpendiculairement à la surface qu'elle rencontre, ainsi que nous l'avons déjà dit.

414. Il est facile de conclure de-là, quelle relation il doit y avoir entre la position de la voile, & celle de la route : en voici le calcul.

Si par le point  $L$  on tire  $LX$  parallèle à  $gT$ ,  $LX$  est la direction du point  $L$ ; & l'angle que  $LX$  fait avec la droite  $HI$  qui partage, ici, le corps, en deux parties égales & semblables, est ce qu'on appelle l'Angle de la dérive, ou simplement la dérive.

En général nous appellerons dérive, l'angle que la route fera avec une ligne fixe quelconque.

Il est évident que puisque  $RS$  est perpendiculaire à  $QL$ , l'angle  $RLM$  est complément de  $MLQ$ . Or dans le triangle rectangle  $LMQ$ , on a  $LM : MQ :: 1 : \text{tang } MLQ$ , ou  $:: 1 : \text{cot } RLM$ . Mais comme nous avons fait, ci-dessus,  $LM : MQ$  ou  $LO :: BC \times \sin^2 g BE : AB \times \sin^2 g BD$ ; c'est-à-dire,  $:: BC : AB \times \frac{\sin^2 g BD}{\sin^2 g BE}$ , ou (à cause que  $gBE$  est com-

plément de  $gBD$ ) ::  $BC : AB \times \frac{\sin^2 gBD}{\cos^2 gBD}$ ,  
 ou ::  $BC : AB \times \tan^2 gBD$ , puisque  
 $\tan gBD = \frac{\sin gBD}{\cos gBD}$ , on a  $1 : \cot RLM ::$   
 $BC : AB \tan^2 gBD$ . Donc  $AB \tan^2 gBD =$   
 $BC \cot RLM$ . Ainsi connoissant  $AB$ ,  $BC$ ,  
 & l'un de ces deux angles, la dérive, &  
 l'angle de la voile avec la quille, il sera facile  
 de trouver l'autre.

415. Au reste, lorsque le corps  $M$  (Fig. 12) ne plonge pas entièrement, la résistance tend à produire une inclinaison: l'action du vent sur la voile, tend aussi à en produire une; c'est en traitant des mouvements de rotation, que nous examinerons ces effets.

416. Supposons, actuellement, que la surface exposée au choc, au lieu d'être plane, soit courbe; mais dans un sens seulement. Supposons, par exemple, que le corps est une espèce de prisme droit, dont la base est une courbe quelconque telle qu'on la voit (fig. 14); alors chaque tranche horizontale peut être considérée séparément.

Par un point quelconque  $G$ , menons les deux lignes  $GA$ ,  $GC$  perpendiculaires entr'elles, & ayant pris l'arc infiniment petit  $Mm$ , menons  $MP$ ,  $mp$  perpendiculaires sur  $AG$ , &  $Mr$  parallèle à  $AG$ . Que  $gT$  située dans le plan de la figure, soit la direction du mouvement, ou soit la route du corps. Si l'on mène la tangente  $mX$ , & la ligne  $gR$  parallèle à  $AG$ ; l'angle  $TgX$  sera l'angle d'incidence; & l'angle  $RgX$  sera égal à  $mMr$ ; donc l'angle d'incidence  $TgX$  qui est composé de l'angle  $TgR$  de la dérive, & de l'angle  $RgX$ , sera =  $TgR + mMr$ . Nommons donc  $a$ , l'angle de la dérive; &  $\zeta$ , l'angle  $mMr$ ; nous aurons  $TmX = a + \zeta$ ; & par consé-

quent le sinus d'incidence sera  $\sin (a + \zeta)$ , c'est-à-dire,  $\sin a \cos \zeta + \sin \zeta \cos a$ .

Nommons  $AP$ ,  $x$ ;  $PM$ ,  $y$ . Le triangle rectangle  $Mrm$  nous donnera  $Mm : Mr :: 1 : \sin Mmr$  ou  $\cos mMr$ ; c'est-à-dire,  $\sqrt{dx^2 + dy^2} : dx :: 1 : \cos \zeta$ , donc  $\cos \zeta = \frac{dx}{\sqrt{dx^2 + dy^2}}$ .

On trouvera de même,  $\sin \zeta = \frac{dy}{\sqrt{dx^2 + dy^2}}$ . Le sinus d'incidence sera donc  $\frac{dx \sin a + dy \cos a}{\sqrt{dx^2 + dy^2}}$ .

L'effort que la résistance fait perpendiculairement au côté  $Mm$  étant dirigé dans le plan de la figure, ne peut produire de mouvement que suivant ce plan; il suffira donc, pour avoir ses effets, de l'imaginer décomposé en deux autres, l'un perpendiculaire à  $AG$ , l'autre perpendiculaire à  $GC$ . Or la projection de  $Mm$  sur  $AG$ , est évidemment  $= dx$ ; & sa projection sur  $GC$  est  $= dy$ ; on a donc  $\frac{dx(dx \sin a + dy \cos a)^2}{dx^2 + dy^2}$  pour

l'effort perpendiculaire à  $AG$ ; &  $\frac{dy(dx \sin a + dy \cos a)^2}{dx^2 + dy^2}$

pour l'effort perpendiculaire à  $GC$ ; ces deux efforts étant ceux qui résultent du choc fait sur  $Mm$ . Donc pour avoir l'effort total résultant des chocs faits sur toutes les parties  $Mm$  qui y sont exposées, il faut intégrer ces quantités; en sorte que l'effort total perpendiculaire à  $AG$ , est  $\int \frac{dx(dx \sin a + dy \cos a)^2}{dx^2 + dy^2}$ ,

& l'effort total perpendiculaire à  $GC$  est  $\int \frac{dy(dx \sin a + dy \cos a)^2}{dx^2 + dy^2}$ .

Or ayant l'équation de la courbe, il sera aisé d'en déduire la valeur de  $dx$  en  $dy$ , ou de  $dy$  en  $dx$ , laquelle étant substituée dans ces formules, donnera, en intégrant, les valeurs de ces efforts.

Mais il faut bien remarquer jusqu'à quelles limites il faut prendre cette intégrale. Et pour déterminer ces limites, on imaginera deux tangentes  $BL$ ,  $DL$ , parallèles à la direction de la route: il est évident qu'il n'y a que les arcs  $AD$ ,  $AB$ , qui reçoivent le choc. Les deux points  $B$  &  $D$ , se détermineront, par ce qui a été dit (33).



On prendra donc l'intégrale depuis *A* jusqu'en *D*, en regardant *y* comme positive. Puis fait ant *y* négative, on prendra l'intégrale, de *A* jusqu'en *B*, en observant de plus, pour celle ci, de faire *sin a* négatif, parce que l'angle d'incidence *Tg X* qui est *a + z* pour chaque petit arc de la branche *AD*, est au contraire, *z - a*, pour chaque petit arc de la branche *AB*. Alors on ajoutera les deux intégrales.

417. Si l'angle *a* de la dérive étoit nul, alors on auroit *sin a = 0*, & *cosa = 1*, ce qui simplifie les formules. Les deux arcs *AD*, *AB*, deviennent *AC*, *AE*; & si le corps est composé de deux parties égales & semblables, la partie du choc qui agit perpendiculairement à *AG*, & qui alors est exprimée par  $\int \frac{dx dy^2}{dx^2 + dy^2}$  pour l'arc *AC*, sera exprimée par  $-\int \frac{dx dy^2}{dx^2 + dy^2}$  pour l'arc correspondant *AE*: & comme la somme de ces deux quantités est zéro, il s'en suit que les résistances faites de part & d'autre de *AG* perpendiculairement à cette ligne, se détruisent.

Mais, lorsque l'angle de la dérive n'est pas nul, il y a toujours une action perpendiculaire à *AG*, & une action perpendiculaire à *GC*, dont on déterminera la valeur, comme il vient d'être dit.

418. Pour trouver la direction de l'effort unique qui résulte de la résistance, il faut chercher à quelle distance de *GC* & de *GA* passent les efforts résultans des actions partielles perpendiculaires à *AG* & *GC*.

Or nous avons vu ci-dessus, quelle est l'expression des efforts pa tiels perpendiculaires à *AG* & *GC*, résultans du choc fait sur *Mm*. Si on les multiplie respectivement par *x*, & *y*, & que l'on en prenne l'intégrale, on aura.....  

$$\int \frac{x dx (dx \sin a + dy \cos a)^2}{dx^2 + dy^2} \text{ \& } \int \frac{y dy (dx \sin a + dy \cos a)^2}{dx^2 + dy^2}$$

pour la somme de leurs moments, par rapport au point *A*, & à la droite *AG*. Divisant ces deux sommes, chacune, par la somme des forces qui lui est relative, & dont on a eu, ci-dessus, l'expression, on aura les distances auxquelles passent ces deux forces; c'est-à-dire, la distance au point *A* pour la force perpendiculaire à *AG*, la distance à *CA* pour la force perpendiculaire à *GC*.

Si l'on suppose que  $N$  soit le point où les directions de ces deux forces se rencontrent, & que l'on prenne sur ces directions les deux parties  $NQ$ ,  $NO$  qui oient entr'elles, comme la force totale perpendiculaire à  $CC$  est à la force totale perpendiculaire à  $AG$ ; en formant le parallélogramme  $QVOS$ , on aura  $NS$  pour la direction de la résistance absolue, & par conséquent  $SN$  pour celle suivant laquelle le vent doit agir pour maintenir le corps constamment dans la même situation. Ainsi, puisque, comme nous l'avons déjà dit, la voile doit être perpendiculaire à cette direction, on pourra toujours, quelle que soit la courbe, déterminer la relation de l'angle que la voile fait avec la quille, avec l'angle de la dérive, puisque ce premier angle est le complément de l'angle  $QNS$ , dans le triangle rectangle  $NQS$  dont les côtés  $NQ$  &  $QS$  sont dans le rapport des forces, rapport qui renferme l'angle de la dérive. Nous ne nous arrêterons pas à donner des applications de ces formules; cela est facile actuellement: on peut prendre pour exemple, le triangle, le cercle, &c.

419. Quoique nous ayons supposé tacitement, que le plan de la figure, étoit horizontal, il est facile de voir qu'on s'y prendroit de même pour trouver la résistance, s'il étoit vertical; du moins, en supposant la dérive nulle. Ainsi on peut déterminer par-là, la résistance qu'éprouveroit une proue qui ne seroit courbe que dans un sens: c'est-à-dire, dont toutes les coupes verticales & parallèles à la quille, seroient égales, lorsqu'il n'y a point de dérive.

420. Considérons, actuellement, la résistance qu'éprouveroit une proue conique (*Fig 15*) faisant moitié d'un cône droit, & qui s'avanceroit horizontalement dans l'eau, suivant la direction de son axe  $RA$ . Si on imagine cette surface, composée d'une infinité de triangles tels que  $MAm$ , qui ont pour sommet commun celui du cône, tous ces triangles étant également inclinés à l'axe, rencontrent le fluide sous une même

incidence, mesurée par l'angle que le côté du cône fait avec l'axe. Par conséquent, chaque point de la surface de chaque triangle reçoit un choc égal de la part de l'eau. Donc l'effort qui se fait perpendiculairement à la surface de ce triangle, doit (300) passer par le centre de gravité de ce même triangle.

Si l'on conçoit cet effort, décomposé en trois autres; l'un, perpendiculaire à la base  $DBC$ ; l'autre, perpendiculaire au plan horizontal  $DAC$ ; & le troisième, perpendiculaire au plan vertical  $ARB$ ; on voit 1°. qu'en prenant de part & d'autre de  $ARB$  deux de ces triangles, situés de la même manière, & de la même grandeur, les efforts perpendiculaires au plan  $ARB$ , seront égaux de part & d'autre, & directement opposés; ils se détruiront donc; en sorte que de la résistance totale qui se fait sur la proue actuelle, il n'en peut résulter aucun déplacement à droite ou à gauche du plan  $ARB$ .

2°. Si on imagine chaque petit triangle  $AMm$  projeté sur la base  $DBC$ ; la projection sera un petit triangle  $MRm$ , qui aura son sommet au centre  $R$ . Il faudra donc (411) pour avoir la résistance dans le sens perpendiculaire à  $DBC$ , multiplier le triangle  $MRm$  par le carré du sinus de l'angle d'incidence; c'est-à-dire, par le carré du

sinus de l'angle  $RAC$ . Donc la force totale, perpendiculaire à  $DBC$ , sera égale à la somme de tous les petits triangles  $MRm$ , c'est-à-dire, à la surface du demi-cercle  $DBC$ , multipliée par le carré du sinus de  $RAC$ .

On voit donc que la résistance dans le sens de l'axe, est moindre dans une proue conique, que celle qui se feroit sur la base même. Car celle-ci seroit exprimée par la surface  $DBC$ , tandis que la première est exprimée par  $DBC \times \sin^2 RAC$ ; en sorte qu'elles sont entre-elles ::  $DBC : DBC \cdot \sin^2 RAC$ , ou ::  $1 : \sin^2 RAC$ ; or  $\sin RAC$  est toujours plus petit que le rayon.

3°. Chaque petit triangle  $AMm$ , étant projeté sur le plan  $DAC$ , aura pour projection, un triangle  $AM'm'$ ; & par la même raison on voit que l'effort total perpendiculaire au plan  $DAC$ , sera exprimé par la somme de tous ces triangles, c'est-à-dire, par la surface du triangle  $ADC$ , multipliée par le carré du sinus de l'angle  $RAC$ .

421. Pour avoir, maintenant, la position de la résultante de l'effort perpendiculaire à  $DBC$ ; & de l'effort perpendiculaire à  $DAC$ , il faut chercher à quelle distance du plan  $DAC$  & du plan  $DBC$ , passent ces deux efforts.

Or il est clair, d'abord, à cause de la figure symétrique, que ces deux efforts sont dans le plan  $ARB$ . D'ailleurs, nous venons de voir que l'effort qui se fait perpendiculairement sur la surface de chaque triangle  $AMm$  passe par le centre de gravité de ce triangle; d'où il est facile de conclure que les deux efforts qui en résultent perpendiculairement à  $DBC$  &  $DAC$ , passent par les centres de gravité des projections  $MRm$ ,  $AM'm'$ . Donc les moments de ces efforts seront égaux à ces mêmes efforts multipliés par les distances des centres de gravité des projections  $MRm$ ,  $AM'm'$ . Or l'effort perpendiculaire à  $DBC$  étant égal à  $MRm \times \sin^2 RAC$ , son moment à l'égard du plan  $DAC$ , sera donc égal à  $\sin^2 RAC$  multiplié par  $MRm$ , & par la distance du centre de gravité de  $MRm$ , à  $DAC$ ; c'est-à-dire, sera égal à  $\sin^2 RAC$ , multiplié par le moment du triangle  $MRm$ . Donc la somme des moments de tous les efforts perpendiculaires à  $DBC$ , sera égale à  $\sin^2 RAC$  multiplié par la somme des moments de tous les petits triangles  $MRm$  à l'égard du plan  $DAC$ ; c'est-à-dire, par le moment de  $DBC$  à l'égard de  $DC$ , ou par le produit de  $DBC$  par la distance de son centre de gravité au point  $R$ . Donc si  $O$  marque le

point où cet effort passe, & si l'on appelle  $g$  la distance du centre de gravité de  $DBC$ , au point  $R$ ; puisque la somme des forces est  $DBC \times \sin^2 RAC$ , on aura  $DBC \times \sin^2 RAC \times RO = \sin^2 RAC \times DBC \times g$ ; donc  $RO = g$ ; donc l'effort total perpendiculaire à  $DBC$ , passe par le centre de gravité de ce demi-cercle.

Par un raisonnement semblable, on prouvera que l'effort total perpendiculaire à  $DAC$ , passe par le centre de gravité de ce triangle. Donc si l'on conçoit que  $ABCD$  (*Fig. 16*) soit la coupe longitudinale du navire, & que  $G, G'$  soient les deux centres de gravité dont nous venons de parler, si l'on mène les lignes  $GF, G'F$  parallèles à  $AR$  &  $BR$ , & que du point  $F$  où elles se rencontrent, on prenne  $FK, FE$  qui soient l'une à l'autre, comme la force perpendiculaire à  $RB$ , est à la force perpendiculaire à  $AR$ ; c'est-à-dire, (*Fig. 15*)  $:: DBC \times \sin^2 RAC : DAC \times \sin^2 RAC$ , ou  $:: DBC : DAC$ ; en formant le parallélogramme  $EFKH$  (*Fig. 16*), on aura  $FH$  pour la direction de l'effort total résultant de la résistance.

Que  $I$  soit le point de la quille où répond le mât (en supposant qu'il n'y en ait qu'un). Le point  $Q$  où  $FH$  coupera la verticale  $IQ$ ,

déterminera la plus grande hauteur à laquelle doit répondre le milieu de la voile ; c'est-à-dire , sera ce qu'on appelle le *point vélique*. Nous en parlerons plus particulièrement par la suite.

422. Si l'on veut déterminer la résistance , lorsque la proue est formée , en général , d'une moitié de solide de révolution , quelconque , la dérive étant nulle. On imaginera la surface de ce solide composée d'une infinité de zones infiniment petites. La projection de chaque zone sur le plan  $DBC$  ( *Fig. 17* ) sera une demi-couronne circulaire , telle qu'on la voit *Fig. 18* ) , qui aura pour rayon , le rayon  $PM$  ( *Fig. 17* ) de cette zone. Or , puisque le demi-cercle qui a  $PM$  ou  $y$  pour rayon , a  $\frac{cy^2}{2}$  pour surface , en supposant que le rapport du rayon à la demi-circconférence , est celui de 1 à  $c$  ; on aura  $cy dy$  pour la surface de la demi-couronne ou de la projection de la zone sur le plan  $DBC$ . Quant à la projection de la zone sur le plan  $DAC$  , elle est évidemment , le trapèze  $MSfm$  , ou  $xy dx$  ; en nommant  $AP$  ,  $x$ .

Cela posé , toutes les parties de la zone ont une égale inclinaison à l'égard de l'axe  $AR$  , & sont par conséquent frappées de la même manière par le fluide. Donc si on conçoit l'effort qui se fait perpendiculairement sur chacune , décomposé en trois autres , l'un perpendiculaire à  $DBC$  , le second perpendiculaire à  $DAC$  , & le troisième perpendiculaire à  $ARB$  ; on verra facilement que la résultante des efforts perpendiculaires à  $ARB$  , sera zéro. Que la résultante des efforts perpendiculaires à  $DBC$  , sera exprimée par la projection de la zone , ou par la demi-couronne , multipliée par le carré du sinus de l'angle d'incidence qui est égal à  $rmM$ . Enfin , que la résultante des efforts perpendiculaires à  $DAC$  , sera exprimée par la projection  $MSfm$  multipliée de même par le carré du sinus de  $rmM$ . Donc , pour chaque zone , ces deux forces seront exprimées par  $cy dy \times \frac{dy^2}{dx^2 + dy^2}$  , & par  $xy dx \cdot \frac{dy^2}{dx^2 + dy^2}$ . Donc l'effort total , perpendiculaire à

$DBC$  fera  $\int \frac{cy dy^3}{dx^2 + dx^2}$ ; & l'effort total perpendiculaire à

$DAC$  fera  $\int \frac{2y dx dy^2}{dx^2 + dy^2}$ .

Il est d'ailleurs facile de voir que ces deux efforts s'exercent dans le plan  $BAR$ ; & que par conséquent leur résultante, ou l'effet total de la résistance sera aussi dans ce plan. Et pour déterminer sa direction, on prendra la somme des moments des efforts partiels que nous venons de déterminer, & on divisera cette somme des moments, par la somme correspondante des efforts partiels; ce qui est facile à présent, & donnera les distances où passent les deux forces perpendiculaires à  $KB$  &  $AR$ ; après quoi il sera facile de déterminer la position de la résultante.

Nous ne pousserons pas plus loin ces recherches. Nous remarquerons seulement que si le solide de révolution est entier, alors l'effort total perpendiculaire à  $DAC$ , sera zéro, & l'effort perpendiculaire à  $DBC$ , sera le double de celui que nous venons d'assigner.

Si l'on applique ces recherches à la sphère, on trouvera que la résistance est la moitié de celle qu'éprouveroit son grand cercle.

423. Si l'on y fait attention, on verra facilement, que puisque la résistance qui se fait sur une surface plane quelconque, est en général, représentée par  $n D V^2 S dt \sin^2 i$ ,  $i$  étant le sinus d'incidence; & que l'effet de cette résistance dans une direction donnée, est  $n D V^2 S' dt \sin^2 i$ , en appelant  $S'$  la projection de  $S$  sur un plan auquel la direction dont il s'agit, seroit perpendiculaire; on verra, dis-je, facilement, que si l'on regarde  $S' \sin^2 i$ , ou (ce qui revient au même),  $\frac{S' \sin^2 i}{i^2}$ , comme une surface,



cette surface est celle qui étant exposée perpendiculairement au choc, éprouveroit de la part de la résistance, le même effort que la résistance qui se fait sur la surface  $S$ , occasionne suivant la direction dont il s'agit.

Ainsi, pour trouver, dans quelques corps que ce soit, quel est l'effet de la résistance, dans une direction donnée, il faut décomposer la surface en un assez grand nombre de parties, pour que chacune puisse être regardée comme plane; déterminer la projection de chaque partie, sur un plan auquel cette direction seroit perpendiculaire; déterminer pareillement le sinus d'incidence du fluide sur chaque partie; & ayant multiplié chaque projection par le quarré du sinus d'incidence, la somme de tous ces produits formera la valeur de la surface qui étant exposée directement au choc du fluide, éprouveroit un effort égal à celui que la résistance qui se fait sur la véritable surface, occasionne dans la direction en question.



*De la maniere de déterminer l'impulsion  
de l'eau sur la proue des Navires.*

424. SI la surface de la carène des vaisseaux étoit telle que la nature de la courbe que forme chaque coupe, pût être exprimée par une équation, il seroit facile de déterminer les effets que la résistance doit produire, dans le sens de la quille, dans le sens horizontal perpendiculaire à la quille, & dans le sens vertical ; effets qu'il est important de connoître. Mais au défaut de cet avantage, on peut se contenter d'imaginer la partie choquée de la carène décomposée en un grand nombre de quadrilatères. Et alors pour déterminer la surface, qui mesure la résistance, voici comment on s'y prendra.

Supposons d'abord qu'il n'y a pas de dérive ; & voyons quelle doit être l'impulsion dans le sens de la quille.

On imaginera le navire, coupé en un grand nombre de tranches verticales, perpendiculaires à la quille, & d'une égale épaisseur. On imaginera aussi la carène coupée en un grand nombre de tranches horizontales. Alors la surface de la carène sera décomposée en plusieurs quadrilatères dont  
les

les surfaces pourront être regardées comme planes.

Imaginons que les courbes que l'on voit (*Fig. 19*) soient les projections des coupes verticales, ou des membres, sur le plan de la maîtresse varangue; & que *BC* représente l'épaisseur d'une des tranches horizontales. Si l'on mène les horizontales *Bg*, *ci*; le petit trapèze *abcd* pourra être regardé comme rectiligne, & sera la projection d'un des quadrilatères qui composent la surface de la proue. Pour avoir l'effet que la résistance faite sur ce quadrilatère, produit dans le sens de la quille, il faudra donc (411) multiplier le petit trapèze *abcd*, par le carré du sinus d'incidence sur la surface du quadrilatère; ainsi cet effet sera exprimé par  $abcd \times \sin^2 i$ , *i* étant l'angle d'incidence, & 1 le rayon. Mais si l'on ne suppose pas le rayon égal à l'unité, on aura  $abcd \times \frac{\sin^2 i}{R^2}$  pour la valeur de cet effet, en représentant le rayon par *R*. Déterminons donc cet angle d'incidence.

Soit *PQ* (*Fig. 20*) l'épaisseur d'une des tranches verticales. Et ayant mené *be* (*Fig. 19*) perpendiculaire sur *ac*, transportons *be* de *Q* en *R* (*Fig. 20*) perpendiculairement à

¶

E

$PQ$ ; alors l'angle  $QPR$  fera l'angle d'incidence dans le cas où il n'y a point de dérive.

En effet, si  $ACDB$  (*Fig. 21*) représente le quadrilatère qui fait partie de la surface de la proue, & que  $abcd$  soit la projection sur le plan de la maîtresse varangue : les points  $A$  &  $C$  appartenants à une même coupe verticale, seront dans un plan  $AEFC$  perpendiculaire à  $Bb$ . Or l'angle d'incidence, étant ici, l'angle que  $Bb$  ou  $BE$  fait avec le plan  $ABDC$ , il est clair que pour avoir cet angle, il faut faire passer par  $Bb$  ou  $BE$ , un plan perpendiculaire à  $ABDC$  : & l'angle que  $BE$  forme avec l'intersection  $BG$  de ces deux plans, est l'angle d'incidence ; ainsi l'angle  $EBG$  est l'angle d'incidence. Mais puisque  $BE$  est perpendiculaire au plan  $AEFC$ , elle est perpendiculaire à  $EG$  qui est l'intersection du plan  $BEG$ , avec  $AEFC$  : de plus, le plan  $BEG$  perpendiculaire à  $ABDC$ , passant par la ligne  $BE$  perpendiculaire au plan  $AEFC$ , est aussi perpendiculaire à ce dernier ; donc il est perpendiculaire à leur intersection commune  $AC$  ; donc  $EG$  est perpendiculaire à  $AC$ . Le triangle  $BEG$  est donc un triangle rectangle qui a pour hauteur, l'épaisseur  $BE$  de la tranche verticale ; & pour base, la

ligne  $E G$  perpendiculaire à  $A C$ , qui ( à cause que  $A E F G$  est évidemment égal & parallèle à  $a b d c$  ) est égal à  $b c$ , ou à  $b e$  ( *Fig. 19* ); donc le triangle  $B E G$  ( *Fig. 21* ) est égal au triangle  $P Q R$  ( *Fig. 20* ).

Cela posé, on aura donc ( *Fig. 19 & 20* )  $a b d c \times \frac{\sin^2 Q P R}{R^2}$  pour la résistance parallèle à la quille. Mais  $a b c d = \frac{a b + c d}{2} \times B C$ ; donc la résistance est exprimée par  $\frac{B C}{2} \times (a b + c d) \times \frac{\sin^2 Q P R}{R^2}$ . Or dans le triangle rectangle  $Q P R$ , on a  $R : \sin Q P R :: P R : Q R$ ; donc  $\frac{\sin Q P R}{R} = \frac{Q R}{P R}$ . Donc la résistance est  $\frac{B C}{2} (a b + c d) \frac{Q R^2}{P R^2}$ . D'ailleurs, si l'on mène  $Q I$  perpendiculaire à  $P R$ , on a ( *Géom. 112* )  $P R : Q R :: Q R : R I$ ; donc  $\frac{Q R^2}{P R} = R I$ , & par conséquent  $\frac{Q R^2}{P R^2} = \frac{R I}{P R}$ ; la résistance devient donc  $\frac{B C}{2} \times (a b + c d) \times \frac{R I}{P R}$ , ou  $\frac{B C}{2} \times a b \times \frac{R I}{P R} + \frac{B C}{2} \times c d \times \frac{R I}{P R}$ . Or si ayant élevé au point  $P$ , la perpendiculaire  $P Z$  sur  $P R$ , on prend  $P m = a b$ , &  $P n = c d$ ; on aura, en tirant  $R m$  &  $R n$ , & supposant que  $p$  &  $q$  sont les points où ces lignes sont coupées par  $Q I$  prolongée, on aura  $P R : R I :: P m$ , ou  $a b : I p$ , &  $P R : R I :: P n$  ou

$cd: Iq$ ; donc  $ab \times \frac{RI}{PR} = Ip$ , &  $cd \times \frac{RI}{PR} = Iq$ .  
 Donc enfin, la résistance est exprimée par  $\frac{BC}{2} \times Ip + \frac{BC}{2} \times Iq$ , ou par  $BC \times \frac{(Ip + Iq)}{2}$   
 qui exprime la surface d'un trapèze qui auroit  $BC$  pour hauteur, & dont les bases opposées & parallèles, seroient  $Ip$  &  $Iq$ .

Donc si l'on conçoit que pour chacun des trapèzes tels que  $abcd$  ( *Fig. 19* ) dont la moitié de la projection totale de la proue est composée, on ait fait une opération semblable, en commençant par les trapèzes les plus voisins de  $AX$ ; & qu'ayant prolongé les horizontales, on ait tiré une ligne  $A'X'$  parallèle à  $AX$ ; si l'on fait  $B'f'$  égale à la ligne  $Ip$ ; &  $C'h'$  égale à la ligne  $Iq$  que cette construction aura donnée pour le premier trapèze  $BfhC$ ; qu'on fasse pareillement  $f'b'$  égale à la ligne  $Ip$ , &  $h'd'$  égale à la ligne  $Iq$ , que cette construction aura donnée pour le trapèze  $bfh d$ , ainsi de suite; & que l'on fasse la même chose pour chaque tranche horizontale; on aura un espace terminé par la ligne courbe  $R' i' X'$ , dont la surface étant doublée, exprimera la résistance qu'éprouve la proue lorsqu'il n'y a pas de dérive; c'est-à-dire, que la résistance que la proue éprouvera réellement, dans le sens de la quille, sera à celle que la projection

$R X Z$  éprouveroit , comme le double de  $R' A' X'$  est au double de  $R A X$ , ou comme  $R' A' X' : R A X$ . Or la surface de  $R' A' X'$  sera facile à déterminer par ce qui a été dit ( *Géom.* 154 ), d'autant plus que les lignes  $g' B', i' C'$  &c, seront toutes connues par ces opérations.

425. Non-seulement , on peut , par ces opérations , déterminer la résistance qu'éprouvera la proue ; mais on peut encore déterminer facilement le point par où passe l'effort total de cette résistance dans le sens de la quille.

En effet , il est d'abord évident , qu'il doit passer par quelque point de la ligne  $A X$  ( *Fig.* 19 ). On fait d'ailleurs ( 255 ) que pour avoir cette résultante , il faut prendre la somme des moments des efforts partiels perpendiculaires à  $R X Z$ , & la diviser par la somme de ces efforts. Or puisque chaque effort est représenté par un petit trapèze tel que  $a' b' d' c'$ , son moment à l'égard du plan de flottaison représenté par  $R Z$ , sera le moment de l'espace  $a' b' c' d'$ , à l'égard de  $R' Z'$ . Il faudra donc prendre la somme des moments des différentes parties de l'espace  $R' X' Z'$ , à l'égard de  $R' Z'$ , & la diviser par cet espace : or c'est précisément cette dernière opération qu'il faudroit faire pour

trouver le centre de gravité de l'espace  $R' X' Z'$  ; donc l'effet résultant de la résistance dans le sens de la quille, passe par le centre de gravité de l'espace  $R' X' Z'$ ,  $A' X'$  étant supposé sur  $A X$  ; & ce centre est facile à déterminer par ce qui a été dit (299).

On voit, par ce que nous venons de dire, comment il faudroit s'y prendre pour déterminer l'effet que le choc fait sur la proue, tend à produire perpendiculairement au plan de flottaison. On imagineroit, de même, la proue décomposée en tranches horizontales, & projetée sur le plan de flottaison. Ainsi, ayant tracé les plans de ces tranches, on en feroit un usage semblable.

425. Donc si l'on conçoit ( *Fig. 22* ) que  $A B C D E$  soit la coupe verticale du navire, faite suivant la quille ;  $BI$  le plan de flottaison, ou la ligne d'eau ;  $CF$  le plan du maître couple ; on connoîtra l'effet de la résistance perpendiculairement à  $CF$ , son effet perpendiculairement à  $BF$ , & les points  $H$  &  $G$  par où passent ces efforts. Donc si l'on mène  $GK$  &  $HK$  parallèles à  $FC$  &  $FB$ , & qu'à compter du point  $K$ , on prenne  $K S$  &  $K R$  dans le rapport des résistances que nous venons d'enseigner à déterminer ;



la diagonale  $KT$  représentera la vraie direction suivant laquelle la résistance faite à la proue, affecte le navire. Nous en verrons l'usage par la suite.

427. Lorsqu'il y a de la dérive, la partie de la carene exposée au choc, change de grandeur & de figure; & l'incidence du fluide sur chaque partie change aussi. S'il n'y avoit que cette dernière qui changeât, il suffiroit de déterminer, pour une seule dérive connue, l'action suivant la quille, & l'action latérale; l'on en concluroit facilement la résistance pour toutes les autres dérives. Mais comme ces trois choses changent à la fois, on ne peut conclure, de ce qui arrive pour une dérive proposée, ce qui doit arriver pour toute autre, qu'autant que la loi de la figure du navire seroit ou pourroit être exprimée par une équation. Mais à cause de l'irrégularité de cette figure, il faut, pour chaque cas, un calcul particulier. M. Bouguer ne paroît pas avoir pensé de même; mais nous ne pouvons admettre la formule que ce savant Mathématicien a donné (*Traité du Navire*, pag. 414), pour déterminer l'impulsion dans le sens de la quille, & l'impulsion latérale, dans le cas où il y a de la dérive. Car quand on supposeroit, comme M. Bouguer paroît l'avoir fait, que ce sont toujours les mêmes parties de la carène qui sont choquées par l'eau, l'impulsion latérale, dans le cas où la dérive est de  $45^\circ$ , ne doit pas être déterminée de la manière dont il le fait. Cette dernière détermination influe sur quelques-unes des conséquences qu'il en a tirées, soit par rapport à la dérive, soit par rapport à la position de la voile, la vitesse du navire, &c.

Lorsque la dérive est petite, on peut regarder, sans erreur sensible, la partie de la carène exposée au choc, comme constante. Dans ce cas, on peut trouver une expression générale de la résistance dans le sens de la quille, & de la résistance latérale.

Quant à la résistance dans le sens de la quille, il est visible que, dans ce cas, elle ne peut changer que d'une quantité très-petite, & que par conséquent, on peut prendre pour sa mesure, celle que nous avons déterminée (424).

Mais pour la résistance latérale, comme elle est nulle dans le cas où la dérive est nulle; il faut un moyen particulier

pour la déterminer, lorsque la dérive est petite : c'est ce dont il s'agit actuellement. Voyons donc comment on détermine l'angle d'incidence.

Soit  $ABCD$  (Fig. 23) l'une des surfaces planes partielles de la carene; surface que je suppose inclinée tant à l'égard de l'horizon, qu'à l'égard de la ligne  $CO$  parallèle à la quille. Soit  $TC$  la direction du choc de l'eau. Par les lignes horizontales  $CT$ ,  $CO$ , concevons un plan horizontal qui coupe  $ABCD$ , dans la ligne  $CD$ ; & du point  $T$  pris arbitrairement sur  $CT$ , menons  $TE$  perpendiculaire au plan  $ABCD$ , &  $TF$  perpendiculaire sur  $CD$ . Du point  $G$  où  $TF$  coupe  $CO$ , menons  $GI$  parallèle à  $TE$ , ou perpendiculaire au plan  $ABCD$ ; enfin tirons les lignes  $CE$ ,  $CI$ . L'angle  $TCE$  sera l'angle d'incidence actuel; & l'angle  $GCI$  est l'angle d'incidence, lorsqu'il n'y a point de dérive. Comme nous avons vu (424), comment on détermine ce dernier, il faut y rapporter l'angle actuel d'incidence. Or j'observe que si nous regardons  $TC$  comme rayon,  $TE$  &  $TF$  sont les sinus des angles  $TCE$ ,  $TCF$ ; on a donc  $TE : TF :: \sin TCE : \sin TCF$ . Par la même raison, si nous regardons  $CG$  comme rayon,  $GI$  &  $GF$  sont les sinus des angles  $GCI$ ,  $GCF$ ; on a donc  $GI : GF :: \sin GCI : \sin GCF$ . Mais puisque  $GI$  est parallèle à  $TE$ , on a  $TE : TF :: GI : GF$ ; donc  $\sin TCE : \sin TCF :: \sin GCI : \sin GCF$ . Cela posé, nommons  $a$  l'angle  $GCF$ ;  $x$  l'angle  $TCG$  de la dérive;  $i$  l'angle  $GCI$  d'incidence, lorsqu'il n'y a pas de dérive; &  $i'$  l'angle  $TCE$ ; nous aurons  $\sin i' : \sin(a+x) ::$

$\sin i : \sin a$ ; donc  $\sin i' = \frac{\sin i \sin(a+x)}{\sin a}$ . Et si le plan  $ABCD$

étoit situé de l'autre côté de  $CO$  on auroit. . . . .

$$\sin i = \frac{\sin i \sin(x-a)}{\sin a}.$$

Concevons, maintenant, que chaque partie de la surface de la proue, soit projetée sur un plan vertical passant par la quille; & soit  $b$  la surface de la projection d'une de ces parties.

Nous aurons  $\frac{b \sin^2 i \sin^2(a+x)}{\sin^2 a}$  pour l'effort latéral du fluide.

Et puisque nous supposons que la dérive est petite, chaque petite surface  $b$  peut être censée avoir sa correspondante, de l'autre côté de la proue; & l'effort latéral qui se

fait de ce côté, fera  $\frac{b \sin^2 i \sin^2 (x-a)}{\sin^2 a}$ ; donc l'effort latéral qui résulte de ces deux-là, fera . . . . .  
 $\frac{b \sin^2 i \sin^2 (a+x) - b \sin^2 i \sin^2 (x-a)}{\sin^2 a}$ , qui se réduit à  $\frac{4 b \sin^2 i \cos a \sin x \cos x}{\sin a}$ . Donc l'effort latéral total sera  $\sin x \cos x \int \frac{4 b \sin^2 i \cos a}{\sin a}$ ; cette intégration étant faite pour la moitié de la proue comprise entre le maître couple, & le plan vertical mené par la quille. Il ne s'agit donc plus que de savoir comment on déterminera  $\int \frac{4 b \sin^2 i \cos a}{\sin a}$ .

Pour cet effet, on remarquera que si l'on projette sur le plan vertical passant par la quille, le petit quadrilatère dont  $abcd$  (Fig. 19) nous représentoit la projection sur le maître couple (424), on aura, pour projection, un rectangle qui aura  $CB$  pour hauteur, & dont la base sera égale à l'épaisseur de la même tranche verticale que nous avons considérée (424). C'est-à-dire, sera égale à  $PQ$  (Fig. 20). Donc (Fig. 19 & 20)  $\int \frac{4 BC \times PQ \sin^2 i \cos a}{\sin a}$  exprimera la valeur de  $\int \frac{4 b \sin^2 i \cos a}{\sin a}$ . Or nous avons vu (424) que  $\sin^2 i = \frac{RI}{PR}$ ; on a donc  $\int \frac{4 BC \times PQ \times RI}{PR} \times \frac{\cos a}{\sin a}$ , ou  $\int 4 BC \times \frac{RI}{PR} \times \frac{PQ \cos a}{\sin a}$ . Mais si (Fig. 20) on fait  $QS = ab$  de la Fig. 19, il est facile de voir que l'angle  $QPS$  est alors, l'angle  $a$ ; & dans le triangle  $PQS$ , on a  $QS : QP :: \sin a : \cos a$ , ou  $\frac{\cos a}{\sin a} = \frac{PQ}{QS}$ ; on a donc  $\int 4 BC \times \frac{RI \times PQ^2}{PR \times PS}$ . Or  $\frac{PQ^2}{PR} = PI$ , &  $PI \times RI = \overline{QI^2}$ ; donc notre intégrale se réduit à  $\int \frac{4 BC \times QI^2}{QS}$ ; donc si pour chacun des trapèzes  $abcd$  qui composent l'espace  $RAX$  (Fig. 19) on construit un petit rectangle qui ait  $BC$  pour

hauteur, &  $\frac{QI^2}{QS}$  ou une troisième proportionnelle à  $QS$  &

$QI$  pour base; le quadruple de la somme de ces rectangles exprimera la surface cherchée, laquelle étant multipliée par  $\sin x \cos x$  donnera la mesure de l'effort latéral; ainsi en appelant  $B$  cette surface, on aura  $B \sin x \cos x$  pour l'effort latéral; quantité dans laquelle il est facile de voir que  $B$  sera toujours une quantité d'autant plus grande que le navire aura plus de longueur, la largeur restant la même. Et comme l'angle  $x$  est supposé petit, ce qui donne  $\cos x$ , presque  $= 1$ , on peut réduire cette expression à  $B \sin x$ .

### *Du Solide de la moindre résistance.*

428. Nous nous bornerons aux solides de révolution, & nous ferons abstraction de la dérive.

Cette question peut être proposée de deux manières: elle peut regarder les solides de même base & de même masse, ou les solides qui n'ont de commun que la base.

La quantité de mouvement que le solide perd à chaque instant, est égale à l'impulsion du fluide, estimée dans le sens de l'axe. D'un autre côté, cette même quantité de mouvement est égale à la vitesse perdue, multipliée par la masse; donc la vitesse perdue est égale à l'impulsion divisée par la masse du solide; donc le solide de la moindre résistance, ou qui perdra le moins de vitesse, entre tous ceux de même base, sera celui dans lequel l'impulsion du fluide, divisée par la masse du solide, sera un *minimum*. Donc la différentielle de l'expression de l'impulsion divisée par la masse, doit être zéro. Donc si la masse est supposée constante, la différentielle de l'impulsion doit être zéro. Examinons d'abord ce premier cas.

Soit donc  $Mm$  (Fig. 24) une portion infiniment petite de la courbe génératrice du solide cherché. Prenons un point  $N$  infiniment plus près de cet arc, que  $M$  ne l'est de  $m$ ; & ayant mené les deux petites droites  $MN$ ,  $Nm$ , concevons que  $MNm$  soit un petit arc appartenant à la courbe génératrice d'un autre solide de révolution. Il faut donc que la différence des impulsions faites sur les surfaces engendrées par  $Mm$ , & par

$MNn$  soit zéro; car la propriété demandée doit avoir lieu, quelle que soit la longueur du solide.

Nommons donc  $AP, x$ ;  $PM, y$ ; & ayant mené  $Noq$  parallèle à  $AP$ ; & du point  $o$  où elle coupe  $Mm$ , ayant mené  $or$  parallèle à  $PM$ , & tiré  $Ms$  parallèle à  $AP$ ; nous aurons  $Ms = dx$ ,  $os = dy$ ,  $oq = dx + ddx$ ,  $mq = dy + ddy$ ,  $Mo = ds$ , & (en supposant  $ds$  constant)  $om = ds$ . Des points  $M$  &  $m$  comme centres & des rayons  $MN$  &  $mo$ , décrivons les arcs  $Ni$ ,  $lo$ . En comparant les triangles  $Nio$ ,  $Nlo$ , aux triangles  $Mos$ ,  $omq$ , chacun à son correspondant, & nommant  $No, h$ , on aura  $oi = \frac{h dx}{ds}$ ,  $Nl = \frac{h(dx + ddx)}{ds}$ ; donc  $MN = ds - \frac{h dx}{ds}$ , &  $Nm = ds + \frac{h(dx + ddx)}{ds}$ . Or (422) l'impulsion sur  $Mo$ , produit

dans le sens de l'axe, un effort exprimé par  $\frac{cy dy^3}{ds^2}$ ,  $c$  étant la circonférence du cercle dont le rayon =  $r$ ; donc l'impulsion sur  $om$ , fera  $\frac{c(y + dy)(dy + ddy)^3}{ds^2}$ ; & l'impulsion totale sur  $Mom$  fera  $\frac{cy dy^3 + c(y + dy)(dy + ddy)^3}{ds^2}$ .

Par la même raison, l'impulsion faite sur  $MN$  fera. . .  $\frac{cy dy^3}{(ds - \frac{h dx}{ds})^2}$ , ou (Alg. 157) en élevant le dénominateur

à la puissance  $-2$ , & ne prenant que les deux premiers termes de la série, parce que  $h$  est infiniment petite, l'impulsion sera  $\frac{cy dy^3}{ds^2} + \frac{2ch y dy^3 dx}{ds^4}$ . Pareillement l'impulsion faite sur  $Nm$

fera  $\frac{c(y + dy)(dy + ddy)^3}{(ds + h \frac{(dx + ddx)}{ds})^2}$  ou  $\frac{c(y + dy)(dy + ddy)^3}{ds^2} + \frac{2hc(y + dy)(dy + ddy)^3}{ds^4} \times (dx + ddx)$ ; en sorte que

l'impulsion totale faite sur  $MNm$ , fera  $\frac{cy dy^3}{ds^2} +$

$\frac{2chydy^3dx}{ds^4} + \frac{e(y+dy)(dy+ddy)^3}{ds^2} - \frac{2ch(y+dy)(dy+ddy)^3}{ds^4} \times$   
 $(dx + ddx)$ ; donc la différence des impulsions faites sur  
*MINm* & sur *Mom*, sera  $\frac{2chydy^3dx}{ds^4} - \frac{2ch(y+dy)(dy+ddy)^3}{ds^4} \times$   
 $(dx + ddx)$ , dont la seconde partie n'est autre chose (au  
 signe près) que la première dans laquelle on auroit mis  $y + dy$   
 au lieu de  $y$ ,  $dy + ddy$  au lieu de  $dy$ , &  $dx + ddx$  au lieu  
 de  $dx$ ; la différence des impulsions est donc  $\frac{2chd(ydy^3dx)}{ds^4}$ ;

laquelle doit être égale à zéro. On a donc  $\frac{d(ydy^3dx)}{ds^4} = 0$ ,  
 & en intégrant  $\frac{ydy^3dx}{ds^4} = C$ , ou  $ydy^3dx = Cds^4 =$   
 $C(dx^2 + dy^2)^2$ , équation dans laquelle faisant  $dx = pdy$ , on  
 aura  $y = \frac{(Cp^2 + 1)^2}{p}$ ; donc  $dx = Cpdp \frac{(p^2 + 1)^2}{p}$ ; quan-  
 tité qui s'intègre en partie algébriquement, & en partie par  
 logarithmes. Ayant  $x$  &  $y$  en  $p$ , il sera facile de construire la  
 courbe.

Si la masse n'est pas constante; alors si on nomme  $i$  l'im-  
 pulsion, &  $m$  la masse; il faut que  $d\left(\frac{i}{m}\right)$  ou  $\frac{mdi - idm}{mm} = 0$ ;  
 ou bien,  $\frac{di}{dm} = \frac{i}{m}$ ; c'est-à-dire, que si l'on passe du solide  
 engendré par *Mom*, au solide engendré par *MINm*, l'impulsion  
 augmente comme la masse; donc le rapport  $\frac{i}{m}$  est un rapport  
 constant. Donc  $\frac{di}{dm}$  doit être égal à une constante  $k$ ; ainsi on  
 a  $\frac{di}{dm} = k$ . Nous venons de trouver la valeur de  $di$ , il ne  
 s'agit donc plus que d'avoir la valeur de  $dm$ ; c'est-à-dire, la  
 différence des accroissements des deux solides, ou le petit  
 solide engendré par *MOMNM*. Or il est facile de trouver  
 que ce petit solide a pour expression  $chydy$ ; on aura donc  
 $\frac{2chd\left(\frac{ydy^3dx}{ds^4}\right)}{chydy} = k$ , ou  $2d\left(\frac{ydy^3dx}{ds^4}\right) = kydy$ ; d'où

On tire  $\frac{y dy^3 dx}{ds^4} = C + \frac{ky^2}{2}$ ; équation dans laquelle faisant  $dx = p dy$ , comme dans le cas précédent, on aura  $y$  en  $p$ ; & par conséquent  $x$  en  $p$ ; ce qui donnera le moyen de construire la courbe.

De ces deux solutions, la première est celle qui peut regarder le navire arrivé à l'état d'uniformité. En effet, si on appelle  $I$ , l'impulsion du vent sur les voiles,  $i$  l'impulsion de l'eau sur la proue, &  $M$  la masse du navire, on a généralement  $\frac{I-i}{M} = \frac{du}{dt}$ . Donc pour que  $\frac{du}{dt}$  soit un

maximum, il faut que  $d\left(\frac{I-i}{M}\right) = 0$ ; c'est-à-dire, que  $\frac{dI-di}{M} - \frac{(I-i)dM}{MM} = 0$ . Mais lorsque le navire est arrivé à l'uniformité, on a  $I - i = 0$ ; on a donc  $\frac{dI-di}{M}$

$= 0$ ,  $dI = di$ ; mais la vitesse du vent, son obliquité sur les voiles, & la surface des voiles restant les mêmes,  $dI$  aura pour facteur la quantité  $du$  qui est ici zéro; donc  $dI = 0$ , donc l'équation qui satisfait à la question actuelle pour le navire arrivé à l'uniformité, est  $di = 0$ .

### *Du Mouvement rectiligne des corps, dans les milieux résistants.*

429. ON voit, par ce qui précède, qu'un corps mu dans un espace ou milieu résistant, en vertu d'une impulsion primitive, perd continuellement de sa vitesse, & peut même décrire une ligne courbe, si sa figure est telle que les effets de la résistance, de part & d'autre de la direction de son mouvement ne se détruisent point. Nous ne considérerons, pour le présent, que le mouvement qui a lieu, lorsque ces effets se détruisent; c'est-à-dire, que nous supposerons que le corps n'éprouve de changement que dans sa vitesse.

Cela posé, puisqu'on peut toujours trouver une surface plane qui étant exposée au choc d'un fluide, éprouve le même choc que la surface d'un corps quelconque mu dans ce même fluide, nous supposerons cette surface connue & représentée

par  $s$ . Alors si  $u$  marque la vitesse actuelle de ce corps, la résistance qu'il éprouve, sera (404) exprimée par  $nDs u^2 dt$ ; c'est la quantité de mouvement que ce corps perd à chaque instant. Donc si  $M$  est la masse de ce corps  $\frac{nDs u^2 dt}{M}$  sera (189)

la vitesse qu'il perd : on aura donc  $\frac{nDs u^2 dt}{M} = -du$ ,

pour l'équation qui sert à déterminer les circonstances du mouvement d'un corps, sans pesanteur, dans un milieu résistant.

Cette équation donne  $-\frac{du}{u^2} = \frac{nDs dt}{M}$ , & en intégrant,

$$C + \frac{1}{u} = \frac{n ds t}{M}.$$

Si  $V$  marque la vitesse que le corps a reçu au commencement du mouvement, il faudra que la constante  $C$  soit telle que lorsqu'on supposera  $t = 0$ , on ait  $u = V$ . Donc  $C + \frac{1}{V} = 0$ ,

& par conséquent  $C = -\frac{1}{V}$ . Donc enfin  $\frac{1}{u} - \frac{1}{V} = \frac{nDs t}{M}$ ; équation qui donnera la vitesse au bout d'un temps quelconque  $t$ .

410 Si l'on veut savoir quel est l'espace décrit au bout d'un temps quelconque  $t$ ; en nommant  $x$  cet espace, on aura  $dx = u dt$ , (210). Tirant donc de l'équation précédente, la valeur de  $u$ , & la substituant dans celle-ci, on aura . . .

$$dx = \frac{M V dt}{M + nDs V t}, \text{ dont l'intégrale (124) est . . .}$$

$x = C' + \frac{M}{nDs} l(M + nDs V t)$ . Or puisque  $x$  est l'espace décrit pendant le temps  $t$ , la constante  $C'$  doit être telle que

$x = 0$ , lorsque  $t = 0$ . On a donc  $0 = C' + \frac{M}{nDs} l M$ , &

par conséquent  $C' = -\frac{M}{nDs} l M$ ; donc  $x = \frac{M}{nDs} l(M + nDs V t)$

$-\frac{M}{nDs} l M$ ; c'est-à-dire,  $x = \frac{M}{nDs} l(1 + \frac{nDs V}{M} t)$ .

On peut arriver au même résultat, par plusieurs autres voies.

Par exemple, si on compare l'équation  $\frac{nDs u^2}{M} dt = -du$  à



l'équation  $p dt = - du$  que nous avons donnée (211) pour les mouvements variés; on voit qu'ici la force retardatrice  $p$ , a pour expression  $\frac{n D s u^2}{M}$ . Substituant cette valeur dans l'é-

quation  $p dt = - d \left( \frac{de}{dt} \right)$  que nous avons donnée (215)

on a  $\frac{n D s u^2}{M} dt = - d \left( \frac{de}{dt} \right)$ , ou (à cause que nous

avons nommé  $x$  l'espace parcouru)  $\frac{n D s u^2}{M} dt = - d \left( \frac{dx}{dt} \right)$ . Mais

puisque  $u = \frac{dx}{dt}$ , cette équation se change en celle-ci  $\frac{n D s dx^2}{M dt^2} dt =$

$$- d \left( \frac{dx}{dt} \right), \text{ d'où l'on tire } \frac{n D s}{M} dt = - \frac{d \left( \frac{dx}{dt} \right)}{\left( \frac{dx}{dt} \right)^2}, \text{ \& en}$$

intégrant,  $\frac{n D s t}{M} = C + \frac{1}{\frac{dx}{dt}}$ . Or  $\frac{dx}{dt}$  étant l'expression de

la vitesse, il faut que lorsque  $t = 0$ , on ait  $\frac{dx}{dt} = V$ ,

$V$  étant la vitesse initiale; donc  $C = - \frac{1}{V}$ ; donc  $\frac{n D s}{M} t$

$$= - \frac{1}{V} + \frac{1}{\frac{dx}{dt}}, \text{ ou } dx = \frac{M V dt}{M + n D s V t}, \text{ équation qui}$$

étant intégrée, donne le même résultat que ci-dessus.

431. Voyons maintenant, le mouvement rectiligne des corps pesants, dans les milieux résistants.

Soit  $M$  la masse du corps,  $D'$  sa densité;  $p$  la vitesse que la pesanteur donne, dans la première seconde, à un corps libre;  $p dt$  sera la vitesse qu'elle donne dans un instant  $dt$ ; &  $M p dt$  fera la quantité de mouvement que le corps auroit, s'il étoit libre. Mais cette quantité de mouvement est diminuée par deux causes; la première est (343) qu'il perd une partie de son poids, égale au poids du volume de fluide qu'il déplace; & la seconde, est la résistance provenant de l'inertie du fluide. La quantité de mouvement perdue en vertu de cette dernière, est  $n D s u^2 dt$ . A l'égard de celle qui est perdue par la pre-

miere cause, pour la trouver, il faut déterminer la masse du volume de fluide que le corps déplace, ce qui est facile, puisqu'à volume égal, les masses sont comme les densités (191). On a donc  $D' : D :: M$  est à la masse du fluide déplacé, laquelle sera donc  $\frac{MD}{D'}$ . Donc la quantité de mouvement que cette masse

aurait en vertu de la pesanteur, est  $\frac{MD}{D'} p dt$ ; ainsi la quantité de mouvement que le corps acquérera réellement, à chaque instant, en descendant, sera  $(M - \frac{MD}{D'}) p dt - n D s u^2 dt$ ; & celle qu'il perdra, en montant, sera  $(M - \frac{MD}{D'}) p dt + n D s u^2 dt$ . Donc l'accroissement de sa vitesse sera . . .

$(1 - \frac{D}{D'}) p dt - \frac{n D s u^2}{M} dt$ , dans le premier cas; & la diminution, en montant, sera  $(1 - \frac{D}{D'}) p dt + \frac{n D s u^2}{M} dt$ .

Ainsi, pour la descente, on aura  $(1 - \frac{D}{D'}) p dt - \frac{n D s u^2}{M} dt = du$ ; & pour la montée,  $(1 - \frac{D}{D'}) p dt + \frac{n D s u^2}{M} dt = - du$ .

432. Traitons d'abord le premier cas. Nommons  $x$  l'espace parcouru. Nous aurons  $u = \frac{dx}{dt}$ , &  $du = d(\frac{dx}{dt})$ ; ce qui étant substitué dans l'équation qui convient à ce cas, la change en  $[(1 - \frac{D}{D'}) p - \frac{n D s dx^2}{M dt^2}] dt = d(\frac{dx}{dt})$ .

Faisons, pour simplifier,  $(1 - \frac{D}{D'}) p = g$ ; &  $\frac{n D s}{M} = g k^2$ , nous aurons  $(g - g k^2 \frac{dx^2}{dt^2}) dt = d(\frac{dx}{dt})$ , d'où l'on tire  $d(\frac{dx}{dt}) = \frac{g dt}{k^2 \frac{dx^2}{dt^2}}$  que l'on peut (136) changer en . . .

$$g dt =$$

$$g dt = \frac{\frac{1}{2} d \left( \frac{dx}{dt} \right)}{1 + k \frac{dx}{dt}} + \frac{\frac{1}{2} d \left( \frac{dx}{dt} \right)}{1 - k \frac{dx}{dt}}, \text{ équation dont l'intégrale}$$

$$\text{est } gt = C + \frac{1}{2k} l \left( 1 + k \frac{dx}{dt} \right) - \frac{1}{2k} l \left( 1 - k \frac{dx}{dt} \right), \text{ ou}$$

$$gt = C + \frac{1}{2k} l \frac{1 + k \frac{dx}{dt}}{1 - k \frac{dx}{dt}}. \text{ Or si l'on suppose qu'au com-$$

mencement du mouvement, on n'ait donné aucune impulsion au corps, il faut que  $\frac{dx}{dt}$  qui exprime la vitesse, soit zéro

lorsque  $t = 0$ ; on a donc  $0 = C + \frac{1}{2k} l \frac{1}{1}$ , d'où l'on tire

$$C = 0. \text{ Donc } gt = \frac{1}{2k} l \frac{1 + k \frac{dx}{dt}}{1 - k \frac{dx}{dt}} \text{ ou } 2gkt = l \frac{1 + k \frac{dx}{dt}}{1 - k \frac{dx}{dt}}.$$

Donc (157) en nommant  $e$  le nombre dont le logarithme

$$\text{est } 1, \text{ on aura } \frac{1 + k \frac{dx}{dt}}{1 - k \frac{dx}{dt}} = e^{2gkt}, \text{ d'où l'on tire } dx = \frac{dt}{k} \times$$

$$\frac{e^{2gkt} - 1}{e^{2gkt} + 1} = \frac{1}{k} \frac{dte^{2gkt}}{e^{2gkt} + 1} = \frac{1}{k} \frac{dt}{e^{2gkt} + 1} = \frac{1}{k} \frac{dte^{2gkt}}{e^{2gkt} + 1}.$$

$$\frac{1}{k} \frac{dte^{-2gkt}}{1 + e^{-2gkt}} \text{ dont l'intégrale (124 \& 147) est } . . . .$$

$$x = \frac{1}{2gkk} l(e^{2gkt} + 1) + \frac{1}{2gkk} l(1 + e^{-2gkt}) + C'$$

$$\text{qui se réduit à } 2gkkx = l(e^{2gkt} + 1) \left( \frac{e^{2gkt} + 1}{e^{2gkt} + 1} \right) + C'$$

E

ou  $2gkx = 2l \frac{e^{2gkt} + 1}{e^{gkt}} + C'$ , ou enfin . . . . .

$gkx = l \frac{e^{2gkt} + 1}{e^{gkt}} + \frac{C'}{2}$ , équation qui donnera l'espace  $x$

décrit au bout d'un temps quelconque  $t$ , lorsque nous aurons déterminé la constante  $C'$ . Or cette constante  $C'$  doit être telle que lorsque  $t = 0$ , on ait  $x = 0$ ; donc  $0 = l \frac{1 + 1}{1} + \frac{C'}{2}$ ;

donc  $C' = -2l$ ; donc  $gkx = l \frac{e^{2gkt} + 1}{e^{gkt}}$ .

433. A l'égard de la vitesse; puisque nous avons trouvé ci-dessus  $dx = \frac{dt e^{2gkt} - 1}{k e^{2gkt} + 1}$ , & que  $\frac{dx}{dt}$  est l'expression de

la vitesse  $u$ , on a donc  $u = \frac{1}{k} \frac{e^{2gkt} - 1}{e^{2gkt} + 1}$  qui donne la vitesse, au bout d'un temps quelconque  $t$ .

434. Pour ramener ces expressions à des choses connues; il faut remarquer que  $e^{gkt}$  est le nombre dont le logarithme hyperbolique est  $gkt$ ; ainsi, quand on aura trouvé la valeur de  $gkt$ , on la multipliera par 0,43429448 pour avoir la correspondante des tables, laquelle fera connoître le nombre; c'est-à-dire,  $e^{gkt}$ ; quarrant ce nombre, on aura  $e^{2gkt}$ , d'où il sera facile d'avoir  $\frac{e^{2gkt} + 1}{2e^{gkt}}$ ; & par

conséquent  $x$ , puisque  $x = \frac{1}{gk^2} l \frac{e^{2gkt} + 1}{2e^{gkt}}$ ; mais il faut

observer qu'après avoir pris le dernier logarithme dans les tables, il faudra le multiplier par 2,30255809.

435. Nous prendrons pour appliquer cette théorie, une des expériences faites par *M. Newton*, au mois de Juin 1710.

M. Newton trouva par expérience qu'un Globe de verre rempli d'air, de 4, 6932 pouces de diamètre, & du poids de 1 once, 0219 dans l'air, ( ces mesures & ces poids sont réduites à la mesure de Paris ) étoit tombé de 206 pieds, 5 de hauteur en  $8'' \frac{1}{5}$  de temps. Voyons donc si, dans  $8'' \frac{1}{5}$ , un corps pesant doit, en vertu de la résistance de l'air, ne décrire que 206 pieds, 5. Déterminons d'abord la quantité que nous avons nommée  $g$  & qui est  $g = (1 - \frac{D}{D'})P$ .

Un Globe de 4, 6932 pouces, ou de 0, 3911 de pied de diamètre, à 0, 03134 de pied cube de solidité; le pied cube d'air pesant la 850<sup>e</sup> partie d'un pied cube d'eau commune, c'est-à-dire, la 850<sup>e</sup> partie de 70 livres ou de 1120 onces, pèse donc  $\frac{1120}{850}$  ou  $\frac{112}{85}$  d'once; donc un globe d'air de même diamètre que celui de l'expérience, pèse 0, 0413 d'once; donc puisque le globe de l'expérience a dû perdre dans l'air une partie de son poids égale au poids du volume d'air qu'il a déplacé, il s'ensuit que dans le vuide, il auroit pesé 1 once, 0632; ainsi  $M = 1, 0632$ . D'ailleurs, à volume égal, les densités étant comme les masses ou comme les poids, on a  $D' : D :: 1, 0632 : 0, 0413$  ou  $:: 10632 : 413$ ; donc  $\frac{D}{D'} = \frac{413}{10632} = 0, 0288$ ; donc  $g = (1 - 0, 0288) \times 30, 2 = 0, 9612 \times 30, 2 = 29, 03$ .

Calculons présentement la valeur de  $gk^2$  qui est  $gk^2 = \frac{nDS}{M}$ .

Observons d'abord que  $nD$  que nous avons (404) représenté par  $n'D'$ , vaut  $\frac{23P}{576}$ ; mais comme cette valeur paroît, d'après l'expérience, être celle qui convient à la température de l'hiver, & que de cette température à celle de l'été ou du mois de Juin où l'expérience a été faite, l'air se dilate d'un septième, & que sa résistance diminue par conséquent de  $\frac{1}{7}$ , nous ne devons prendre pour valeur de  $nD$  que la quantité  $\frac{23P}{576} \times \frac{6}{7}$ ; ainsi nous aurons  $nD = \frac{23 \times 30, 2}{576} \times \frac{6}{7} = 1, 03$ .

A l'égard de  $S$ ; selon ce qui a été dit (422); elle est la moitié du grand cercle du Globe; mais *M. le Chevalier de*

F a

Borda a trouvé par expérience que la résistance de la sphère est moindre que la moitié de celle de son grand cercle, & qu'elle n'en est que la partie  $\frac{1}{2,44}$ ; puis donc que la surface du grand cercle du Globe, dont il s'agit, est de 0, 12019 de pied carré, la surface  $S$  sera  $S = 0, 0492$ ; ainsi  $\frac{nL'S}{M}$  ou  $gk^2 = 0, 0,476$ .

Cela posé, puisqu'on a  $g = 2,903$ , on aura donc  $k^2 = 0, 0016397$ , & par conséquent  $k = 0, 040498$ ; donc puisque  $t = 8'' \frac{1}{3}$ ,  $gkt = 9, 6392$ ; multipliant donc par 0, 43429448, nous aurons 4, 1862513 pour le logarithme de  $e^{gkt}$  pris dans les tables; donc  $e^{gkt} = 15355$ ; & par conséquent  $e^{2gkt} = 15355^2$ ; d'où  $\frac{e^{2gkt} + 1}{2e^{gkt}} = 7677$  à peu près. Son

logarithme pris dans les tables est 3, 8851915; multipliant donc par 2,3025851, on aura  $x = \frac{8,9459838}{gk^2} = \frac{8,9459838}{0,0476} = 187, 9$ . Or l'expérience a donné 206, 5; la différence est 18, 6 pieds. Il paroît donc que la mesure que nous avons prise pour la résistance de l'air, est ici un peu trop forte. Quoi qu'il en soit, dans le même temps, c'est-à-dire, en  $8'' \frac{1}{3}$ , ce même Globe, sans la résistance de l'air auroit dû tomber de 1008 pieds.

436. Si dans l'équation  $(1 - \frac{D}{D'})p dt - \frac{nDsu^2}{M} dt = du$  que nous avons trouvée ci-dessus, on suppose  $(1 - \frac{D}{D'})p dt - \frac{nDsu^2}{M} dt = 0$ ; on aura  $du = 0$ ; c'est-à-dire, que le corps cessera de s'accélérer; son mouvement deviendra donc uniforme. Or cette équation donne  $(M - \frac{MD}{D'})p dt = nDsu^2 dt$ , dans laquelle le premier membre exprime le poids du corps dans le fluide, & le second exprime la résistance; le mouvement deviendra donc uniforme, quand la résistance sera devenue égale au poids du corps dans le fluide.

437. S'il n'y avoit pas d'autre résistance que celle qui vient de l'inertie du fluide, les corps pesants n'arriveroient à cet état d'uniformité qu'au bout d'un temps infini : c'est ce qu'il est facile de voir, en différenciant l'équation

$$u = \frac{1}{k} \frac{e^{2gkt} - 1}{e^{2gkt} + 1};$$

on verra que  $du$  ne peut être zéro, qu'en supposant  $t$  infini. Mais les parties des fluides opposent une autre sorte de résistance, qui vient de leur adhérence entre-elles : & quoique cette résistance soit beaucoup plus petite que la première, elle suffit cependant pour amener bientôt le mouvement à l'uniformité.

En effet, l'équation  $dx = \frac{dt}{k} \frac{e^{2gkt} - 1}{e^{2gkt} + 1}$  fait voir qu'au

bout d'un intervalle de temps médiocre, les accroissemens des espaces approchent de plus en plus, d'être proportionnels aux

accroissemens du temps ; parce que la fraction  $\frac{e^{2gkt} - 1}{e^{2gkt} + 1}$

approche sans cesse de l'unité. Donc il ne faut ajouter qu'une médiocre résistance pour ramener le mouvement à l'uniformité.

438. Passons au mouvement du corps lorsqu'il monte.

L'équation  $(1 - \frac{D}{D'}) p dt + \frac{n D s u^2}{M} dt = - du$  qui convient à ce cas, se change en  $(g + gk^2 \frac{dx^2}{dt^2}) dt = - d(\frac{dx}{dt})$ , en appellant  $x$  l'espace parcouru, & faisant les mêmes substitutions que dans le cas précédent.

Cette équation donne  $g dt = - \frac{d(\frac{dx}{dt})}{1 + k^2 \frac{dx^2}{dt^2}}$ ; ou, en multipliant chaque membre par  $k$ ,  $g k dt = - \frac{d(\frac{k dx}{dt})}{1 + \frac{k^2 dx^2}{dt^2}}$ .

Où le second membre (111) est l'élément d'un arc de cercle

dont le rayon est 1, & dont la tangente est  $\frac{k dx}{dt}$ ; on a donc  $\frac{k dx}{dt} = C - \text{tang } gkt$ .

Pour déterminer la constante  $C$ , on observera que lorsque  $t = 0$ , la vitesse, ou  $\frac{dx}{dt}$  doit être égale à la vitesse initiale que je représente par  $m$ . Donc  $km = C$ ; donc  $\frac{k dx}{dt} = km - \text{tang } gkt$ ; donc  $dx = m dt - \frac{dt}{k} \text{tang } gkt = m dt - \frac{dt \sin gkt}{k \cos gkt}$ , équation dont l'intégrale est . . . .

$x = mt + \frac{1}{gk^2} \text{L} \cos gkt$ , à laquelle il n'y a point de constante à ajouter, parce que lorsque  $t = 0$ , elle donne  $x = 0$ , ainsi que cela doit être. C'est par cette équation qu'on déterminera à quelle hauteur le corps est arrivé après un temps donné  $t$ .

439. A l'égard de la vitesse  $u$ ; puisqu'elle est égale à  $\frac{dx}{dt}$ , l'équation  $\frac{k dx}{dt} = km - \text{tang } gkt$  donnera . . . . .  
 $u = m - \frac{1}{k} \text{tang } gkt$ . Donc pour déterminer au bout de quel temps le corps cessera de monter, on aura . . . . .

$m - \frac{1}{k} \text{tang } gkt = 0$  ou  $\text{tang } gkt = km$ ; d'où il sera facile de connoître  $gkt$ , & par conséquent  $t$ ; lequel étant une fois connu & substitué dans l'équation qui donne la valeur de  $x$ , fera connoître à quelle hauteur le corps peut monter avec une vitesse donnée  $m$ .

440. Remarquons, en terminant cette matière, que si la résistance au lieu d'être proportionnelle au quarré de la vitesse, étoit proportionnelle à une fonction quelconque de la vitesse, on pourroit toujours trouver la relation de l'espace au temps, & de la vitesse au temps, soit par intégration immédiate, soit par les quadratures. Car si la résistance étoit proportionnelle à une fonction de la vitesse, représentée par  $F(u)$ , on auroit  $dt F(u) = \pm du$ ; c'est-à-dire,  $dt = \pm \frac{du}{F(u)}$  équation toute séparée & réduite aux premières différences;



$u$  étant trouvé, on aura aisément  $x$ , au moyen de l'équation  $dx = u dt$ .

*De la vitesse que prend le Navire par l'action du vent.*

441. LE navire ne prend que successivement la vitesse avec laquelle il se meut au bout d'un certain temps : son mouvement s'accélère par les impulsions successives du vent ; mais cette accélération a un terme, passé lequel, le navire se meut uniformément ; c'est cette dernière vitesse dont nous voulons déterminer le rapport avec celle du vent.

Pour y parvenir, nous observerons que tout ce qui précède, suppose que l'un des deux, le fluide, ou le corps que nous avons considéré, est en repos. Ainsi, le choc d'un fluide qui ( toutes choses d'ailleurs égales ) est proportionnel au carré de la vitesse du fluide lorsqu'il rencontre un corps en repos, n'est plus proportionnel au carré de la vitesse absolue du fluide, lorsque le corps se meut ; mais seulement au carré de la vitesse avec laquelle le fluide atteint ce corps.

Pour trouver cette vitesse, il faut en général concevoir la vitesse du fluide, dé-

composée en deux autres , dont l'une soit égale à celle du corps & de même direction ; la seconde sera celle dont le carré doit être employé dans la mesure de l'impulsion ; car il est évident qu'en vertu de la première , le fluide n'auroit aucune action sur le corps.

442. Cela posé , concevons d'abord que le vaisseau suit la route directe ; & réduisons , par la pensée , la totalité des parties des voiles qui portent , à une seule voile dont  $S'$  représente la surface. Soit  $XAC$  ( *Fig. 25* ) la direction du vent que nous supposons se mouvoir horizontalement ;  $AC$  sa vitesse ;  $AD$  celle du navire. Si l'on tire  $CD$  , & que par le point  $A$  , on mène  $AE$  parallèle à  $CD$  ; & par le point  $C$  ,  $CE$  parallèle à  $AD$  ; au lieu de concevoir que le vent vient suivant  $AC$  , on pourra supposer qu'il a , tout à la fois , suivant  $AD$  , &  $AE$  , les deux vitesses  $AD$  ,  $AE$ . Or la vitesse  $AD$  étant égale à celle du navire , il est évident qu'en vertu de cette vitesse , le vent ne peut avoir aucune action sur la voile  $PQ$ . C'est donc en vertu de la vitesse  $AE$  , & suivant la direction  $AE$  , que le vent agit réellement sur la voile ; enforte que , pour le dire en passant , c'est réellement suivant  $AE$  que le vent se fait sentir à ceux qui sont

dans le vaisseau ;  $AE$  est la direction que prennent les *girouettes*.

Lorsque le vaisseau n'est pas encore arrivé à l'état d'uniformité, la vitesse  $AD$  allant en augmentant, tandis que la vitesse absolue  $AC$  du vent, & l'angle  $CAD$  qu'il fait avec la quille, restent les mêmes, le parallélogramme  $CDAE$ , varie continuellement : à mesure que  $AD$  croît,  $CD$  ou la vitesse relative  $AE$  du vent diminue ; & l'angle  $DCA$ , ou son égal  $CAE$  augmente, en sorte que l'angle  $EAP$ , ou son égal  $QAT$ , que la direction *apparente* du vent fait avec la voile, diminue continuellement. Mais lorsque le vaisseau est arrivé à l'état d'uniformité ;  $AD$  ne changeant plus, la vitesse  $AE$  & l'angle  $EAP$  restent constamment les mêmes. Alors l'effet de la vitesse relative  $AE$  du vent, est de lutter contre la résistance de l'eau seulement.

Nous pouvons donc considérer le vaisseau comme si étant en repos, la voile étoit frappée par le vent, suivant  $TAE$ , avec la vitesse  $AE$ . Or nous avons vu (404 & 405) qu'en général l'impulsion est  $n' D' S' V^2 dt \sin^2 t$  ; donc ici, elle sera  $n' D' S' dt \times \overline{AE}^2 \times \sin^2 PAE$ . Puisque  $PAE$ , qu'on appelle l'angle d'incidence apparente, est véritablement l'angle

sous lequel s'exerce l'action du vent. Voyons donc quelle est la valeur de  $AE \times \sin PAE$ .

Nommons  $a$  l'angle  $XAQ$  ou  $CAP$  que la direction réelle du vent fait avec la voile qui dans la route directe est perpendiculaire à la quille. Menons  $DI$  parallèle à  $PQ$ ; & nommons  $AC$ ,  $V$ ; &  $AD$ ,  $u$ . Dans le triangle  $DAI$ , nous aurons  $\sin \angle I$  ou  $QAX : AD :: \sin ADI$  ou  $1 : AI$ ; d'où l'on tire  $AI = \frac{u}{\sin a}$ .

Donc  $CI = V - \frac{u}{\sin a}$ . Or, dans le triangle  $CID$ , on a  $CI : CD$  ou  $AE :: \sin (DI$ , ou  $\sin PAE : \sin CID$  ou  $\sin DIA$ ; donc  $AE \times \sin PAE = CI \times \sin DIA = (V - \frac{u}{\sin a}) \times \sin a = V \sin a - u$ ; donc l'impulsion  $n'D'S dt \times AE \times \sin^2 PAE$ , se change en  $n'D'S dt \times (V \sin a - u)^2$ .

Mais, en nommant  $A$  la surface qui étant exposée directement au choc de l'eau recevrait le même choc que la proue, on a  $nDAu^2 dt$  pour la valeur de ce choc;  $u$ ,  $D$ , ayant les mêmes significations qu'au n° (404). Or puisque le vaisseau est supposé arrivé à l'uniformité, il faut que l'impulsion du vent soit égale à la résistance de l'eau. On a donc  $u'D'S dt (V \sin a - u)^2 = nDAu^2 dt$ . Nous avons déterminé (404) le rapport  $nD$  à  $n'D'$ ; représentons en général, ce rapport

par celui de  $q$  à 1 ; alors nous aurons  $S' (V \sin a - u)^2 = q A u^2$ , ou  $u \sqrt{q A} = (V \sin a - u) \sqrt{S'}$  ; donc  $u = \frac{V \sin a \sqrt{S'}}{\sqrt{q A} + \sqrt{S'}}$ . D'où l'on voit que dans la route directe, la vitesse est proportionnelle au sinus de l'angle d'incidence réelle du vent sur la voile.

443. L'équation  $u \sqrt{q A} = (V \sin a - u) \sqrt{S'}$ , donne  $\sqrt{S'} = \frac{u \sqrt{q A}}{V \sin a - u}$ , qui, lorsque le navire va vent en poupe, se réduit à  $\sqrt{S'} = \frac{u \sqrt{q A}}{V - u}$ , ou  $S' = \frac{q A u^2}{(V - u)^2}$ . Donc pour une autre voilure  $S''$ , si  $V'$  &  $u'$  marquent les vitesses du vent & du navire, on a  $S'' = \frac{q A u'^2}{(V' - u')^2}$  ; donc  $S' : S'' :: \frac{u^2}{(V - u)^2} : \frac{u'^2}{(V' - u')^2}$ . C'est-à-dire, que les surfaces des voiles, doivent être comme les carrés des vitesses absolues du navire, divisées par les carrés des vitesses respectives ; car alors  $V - u$ , &  $V' - u'$  marquent les vitesses respectives.

Ainsi, si un navire dont la voilure est  $S'$  prend le  $\frac{1}{3}$  de la vitesse du vent, dans la route directe ; pour qu'il puisse prendre les  $\frac{2}{3}$ , il faut que sa voilure soit 16 fois plus grande.

444. Supposons, à présent, que la voile  $PQ$  fait avec la quille, un angle quelconque (Fig. 26 & 27).  $XA$  est la direction du vent dont  $AC$  marque la vitesse  $V$  ;  $AD$  la route & la vitesse  $u$  du navire. Dans la Fig. 27, le vaisseau va

au plus près ou à la bouline ; c'est-à-dire, que la route  $AZ$  faisant un angle aigu avec la direction du vent, il s'approche, dans son mouvement, de l'origine  $X$  du vent.

Décomposant encore la vitesse  $AC$  du vent, en deux autres  $AD$ ,  $AE$ , Fig. 26 & 27, dont l'une  $AD$  soit égale à celle du navire, nous aurons  $AE$  pour la vitesse relative; pour celle avec laquelle se fait l'impulsion; &, en prolongeant  $AE$  en  $T$ ,  $QAT$ , égal à  $PAE$  fera l'angle d'incidence apparent, celui qui doit entrer dans la mesure de l'impulsion.

Ainsi nous aurons  $n' D' S' dt \times AE \sin^2 PAE$  pour la mesure de cette impulsion.

Soit  $\alpha$  l'angle  $DAO$  de la dérive;  $a$ , l'angle  $XAQ$  que le vent fait avec la voile;  $b$ , l'angle  $PAR$  ou  $OAQ$  que la voile fait avec la quille  $OR$ . Si on prolonge la route  $DA$ , vers  $S$ , on aura  $b + \alpha$  pour l'angle  $PAS$  que la route fait avec la voile. Menons  $DI$  parallèle à la voile; & dans le triangle  $AID$  nous aurons  $\sin DIA$  ou  $\sin QAX$  :  $ID$  ::  $\sin ADI$  ou  $\sin PAS$ ;  $AI$ ; donc  $AI = \frac{u \sin(b + \alpha)}{\sin a}$ , & par conséquent  $CI = V - \frac{u \sin(b + \alpha)}{\sin a}$ . Or dans le triangle  $CID$ , on a  $CI : CD :: \sin CDI$  ou  $\sin PAE$  :  $\sin DIC$  ou  $\sin DIA$  ou  $\sin QAX$ ; donc  $CD \sin PAE = CI \times \sin QAX = \left( V - \frac{u \sin(b + \alpha)}{\sin a} \right) \times \sin a = V \sin a - u \sin(b + \alpha)$ . Donc l'impulsion est  $n' D' S' dt \times [V \sin a - u \sin(b + \alpha)]^2$ .

Soit  $A'$  la surface qui exposée au choc direct de l'eau éprouveroit la même résistance que le navire éprouve actuellement, dans le sens de la quille;  $B'$  la surface qui détermine pareillement l'impulsion latérale, Si l'on suppose que  $AF$ ,  $AG$  (Fig. 28) représentent ces impulsions; en formant le parallélogramme  $GA FH$ , la diagonale  $AH$  fera la direction de la résistance absolue de l'eau: & il faudra pour que le navire soit maintenu dans la route  $AZ$ , que l'effort d'rigé suivant  $AH$  soit détruit par l'impulsion du vent; c'est-à-dire, qu'il soit perpendiculaire à la voile  $PQ$  & qu'il soit égal à l'impulsion du vent que nous venons de déterminer. Or puisque  $AF : AG$  ou  $FH : A' : B'$ , on a  $FH = \frac{AF \times B'}{A'}$ .

Donc  $AH$  qui est  $\sqrt{FH^2 + FH^2}$ , sera  $= \frac{AF}{A'} \sqrt{A'A' + B'B'}$ .

Mais la force suivant  $AF$ , doit être à la force suivant  $AH$  ::  $AF : AH$ ; donc puisque la force suivant  $AF$ , a pour valeur  $nD A' u^2 dt$ ; on aura la force suivant  $AH = nDu^2 dt \sqrt{A'A' + B'B'}$ . Donc 1°.  $nDu^2 dt \sqrt{A'A' + B'B'} = n' D' S' dt [ \sqrt{\sin a - u \sin (b+x)} ]^2$ , ou en représentant le rapport de  $n'D'$  à  $nD$ , par celui de 1 à  $q$ , & la surface  $\sqrt{A'A' + B'B'}$  par  $S$ ,  $qSu^2 = S' [ \sqrt{\sin a - u \sin (b+x)} ]^2$ .  
 2°. Et puisque  $AH$  doit être perpendiculaire à  $PQ$ , l'angle  $FAH$  doit être complément de  $RAQ$  ou de  $b$ ; or dans le triangle  $AFH$ , on a  $AF : FH :: 1 : \text{tang. } FAH$ , c'est-à-dire,  $A' : B' :: 1 : \cot b$ ; donc  $B' = A' \cot b$ . Ce sont-là les deux équations qui déterminent généralement le mouvement du navire, en supposant qu'on ait l'expression générale de  $A'$  & de  $B'$  qui dépendent des dimensions principales du navire & de la dérive; & que l'on peut toujours déterminer lorsque la nature des coupes du navire peut être exprimée par des équations. Dans le cas contraire, on détermine  $A'$  &  $B'$  par des moyens approchés, & que l'on peut toujours trouver d'après ce que nous avons dit (424 & suiv.).

445. L'équation  $qSu^2 = S' [ \sqrt{\sin a - u \sin (b+x)} ]^2$ , donne  $u = \frac{\sqrt{\sin a} \sqrt{S'}}{\sqrt{qS + \sin (b+x)} \sqrt{S'}}$ . Si l'on suppose que l'angle  $x$  de la dérive, soit nul; il est clair qu'alors  $B' = 0$ . Et l'équation  $B' = A' \cot b$ , fait voir que  $b = 90^\circ$ . De plus, la surface  $S$  se réduit à  $A'$  qui n'est alors que ce que (442) nous avons appelé  $A$ ; on a donc, en nommant  $u'$  la vitesse du navire, dans ce cas,  $u' = \frac{\sqrt{\sin a} \sqrt{S'}}{\sqrt{qA + \sqrt{S'}}$ , la même que nous avons trouvée (442) pour ce même cas.

446. Si dans l'équation  $u = \frac{\sqrt{\sin a} \sqrt{S'}}{\sqrt{qS + \sin (b+x)} \sqrt{S'}}$ , on suppose que la surface  $S'$  de la voile, soit infinie, on aura  $u = \frac{\sqrt{\sin a}}{\sin (b+x)}$ .

M. Bouguer (*Traité du Navire*, pag. 450) conclut de cette expression, que lorsque la surface de la voile est infinie,

la vitesse du navire peut, dans la route oblique, surpasser la vitesse du vent. Mais cette conclusion suppose que  $\sin(b+x)$  soit plus petit que  $\sin a$ ; ce qui ne peut avoir lieu dans le cas présent. Car l'effort du vent, étant par la supposition, infini à l'égard de la résistance de l'eau, le navire ne peut manquer de se mouvoir suivant une direction perpendiculaire à la voile, ce qui est très-facile à voir; or dans ce cas  $b+x = 90^\circ$ , ce qui donne  $u = V \sin a$ ; valeur de  $u$  qui ne peut, même, être égale à  $V$  que lorsque le vent tombe perpendiculairement sur la voile.

Mais si la conclusion de M. Bouguer n'est pas fondée, pour ce cas, il n'est pas moins vrai, ainsi que ce savant Géometre l'a remarqué, qu'il y a beaucoup de cas où la vitesse du navire dans la route oblique, peut surpasser celle qu'il auroit dans la route directe, & même celle du vent, quoiqu'avec une seule voile: en voici la démonstration. Dans

l'équation  $u = \frac{V \sin a \sqrt{S'}}{\sqrt{qS + \sin(b+x) \sqrt{S'}}$ , pour que  $u$  de-

vienne plus grande que  $V$ , il faut que  $\sin a \sqrt{S'}$  soit plus grand que  $\sqrt{qS + \sin(b+x) \sqrt{S'}}$ ; d'où il est aisé de conclure que la possibilité du fait se réduit à ce que  $\sqrt{S'}$

soit plus grand que  $\frac{\sqrt{qS}}{\sin a - \sin(b+x)}$ ; c'est-à-dire, à donner à la voile une étendue plus grande que . . .

$$\frac{qS}{[\sin a - \sin(b+x)]^2}.$$

Mais il se présente, ici, une difficulté qu'il est bon de lever. Si le navire, dira-t-on, peut prendre dans certaines routes, une vitesse plus grande que celle du vent, n'en prendra-t-il pas une plus grande encore, si l'on augmente la surface de la voile? Et si cela est ainsi, comment peut-on dire que lorsque la surface de la voile est augmentée à l'infini, la vitesse du navire ne peut être, tout au plus, qu'égale à celle du vent? Voici la réponse.

Si l'on fait attention à l'état de la question, & à l'expression générale que nous avons trouvée pour la vitesse, on verra que comme la vitesse ne dépend pas seulement de la surface de la voile, il y a un terme d'augmentation pour cette surface, passé lequel, la vitesse après avoir augmenté, diminueroit. En effet, si après avoir déterminé la surface



de la voile, propre pour une certaine vitesse, vous venez à changer cette surface, vous troublez l'équilibre qui avoit d'abord lieu entre la résistance de l'eau & l'impulsion du vent. Vous faites changer la route &, par conséquent l'angle  $\alpha$  de la dérive. Il n'est donc pas étonnant que la vitesse puisse devenir moindre qu'elle n'étoit. Ainsi, lorsqu'en augmentant la surface de la voile jusqu'à l'infini, on trouve que la vitesse n'est plus qu'égale à celle du vent, il ne s'ensuit pas que pour d'autres surfaces, cette vitesse ne puisse surpasser celle du vent. Cela ne prouve autre chose, sinon qu'il y a une étendue de surface, propre à donner la plus grande vitesse possible. Voici comment on peut déterminer ce *maximum*.

447. L'équation  $B' = A' \cos b$ , détermine  $b$  en  $\alpha$ , parce que  $A'$  &  $B'$  sont des quantités dépendantes des dimensions principales du navire, & de la dérive  $\alpha$ . Cela posé, dans l'équation  $u = \frac{V \sin a \sqrt{S'}}{\sqrt{qS + \sin(b + \alpha) \sqrt{S'}}$ ,  $S$  &  $b$  doivent

donc être regardés comme des fonctions connues de  $\alpha$ . A l'égard de l'angle  $a$ , si l'on appelle  $f$  l'angle que le vent fait avec la quille, on a  $a = 180^\circ - f - b$ . Ainsi la position du navire à l'égard du vent, restant la même,  $u$  sera une fonction de  $\alpha$  & de  $S'$ . Donc si après avoir substitué pour  $a$ ,  $b$  &  $S$  leurs valeurs en  $\alpha$ , on différencie l'expression de  $u$ , en regardant  $f$ , comme constante, & qu'on égale à zéro, cette différentielle; on aura l'équation qui exprime la condition du *maximum*. Alors égalant à zéro le coefficient de  $d\alpha$  & celui de  $dS'$  on aura deux équations qui avec les équations  $B' = A' \cos b$ , &  $a = 180^\circ - f - b$ , détermineront la route, la position de la quille, la grandeur & la position de la voile, dans le cas de la plus grande vitesse possible.

448. La *Fig. 29* fait voir un de ces cas où le navire peut aller plus vite que le vent. On voit qu'en supposant la vitesse  $AD$  du navire plus grande que la vitesse  $AC$  du vent, la vitesse relative  $AE$  du vent s'exerce encore suivant une direction  $TAE$  telle que le vent peut encore avoir de l'action sur  $PQ$ ; & que par conséquent, pour que le navire conserve cette vitesse  $AD$ , il suffit que sa figure, l'étendue de la voile, la valeur de  $AE$ , & de l'angle  $TAQ$  soient tels qu'il puisse y avoir équilibre entre l'impulsion de l'eau &

celle du vent suivant  $TA$  ; équilibre dont la possibilité est évidente.

449. La vitesse du navire peut être plus grande , dans certaines routes obliques , que celle du vent , par une autre cause : c'est que dans la route oblique , lorsqu'il y a plusieurs voiles , il y a une plus grande partie de voiles , qui porte ; du moins dans certaines obliquités. Voici comment on peut déterminer la vitesse eu égard à cette circonstance.

Supposons pour plus de simplicité , qu'il n'y a que deux voiles , & qu'elles sont également hautes : il sera facile de voir comment on doit s'y prendre dans toute autre supposition. Soient  $AB$  ,  $CD$  (*Fig. 30*) ces deux voiles ;  $EF$  la direction de la quille. L'angle  $CLF$  est celui que nous avons nommé  $b$ . Soit  $DH$  la direction relative du vent , qui est la même que celle de  $TA$  dans la *Fig. 26*. Nommons  $p$  l'angle  $DHB$  qui doit être plus petit que l'angle  $CAB$  , pour que la surface rencontrée par le vent , soit plus grande que dans la route directe. Soit  $k$  la distance  $LI$  des deux mâts. En abaissant les deux perpendiculaires  $IG$  ,  $DQ$  , nous aurons ,  $IG = DQ = k \sin b$  ;  $LG = k \cos b$ . Soit  $ID = m$  ; donc  $GD = IQ = m - k \cos b$ . Soit  $IB = n$  ; donc  $BQ = n - m + k \cos b$ . Dans le triangle  $DQH$  on a  $QH = \frac{k \sin b \cos p}{\sin p}$ . Donc  $BH = n - m + k \cos b + \frac{k \sin b \cos p}{\sin p}$ . Donc  $CD + BH = n + m + k \cos b + \frac{k \sin b \cos p}{\sin p}$ . Donc enfin , en nommant  $h$  la hauteur commune des deux voiles , on a  $(n + m)h + kh \cos b + \frac{kh \sin b \cos p}{\sin p}$  pour la valeur de ce que nous avons appelé  $S'$ .

Observons , maintenant , que l'angle  $p$  étant égal à l'angle  $TAV$  ou  $CDI$  de la *Fig. 26* , pour avoir la valeur de  $\frac{\cos p}{\sin p}$  , il faut avoir celle de  $\frac{\cos CDI}{\sin CDI}$ . Or en menant du point  $C$  , la ligne  $CV$  perpendiculaire sur  $DI$  , on a  $CV : DV :: \sin CDI : \cos CDI$  ,  
donc

donc  $\frac{\cos CDI}{\sin CDI} = \frac{DV}{CV}$ ; voyons donc quelle est la valeur de cette dernière quantité. Dans le triangle  $CI V$ , on a  $CV = CI \sin CIV = CI \sin DIA$  &  $IV = CI \cos DIA$ .

Dans le triangle  $DIA$ , on a  $DI = \frac{AD \sin IAD}{\sin DIA}$ ; donc  $DV = CI \cos DIA + \frac{AD \sin IAD}{\sin DIA}$ ; ou en mettant pour

$CI, AD,$  &  $DIA$  leurs valeurs trouvées ci-dessus, & pour  $IAD$  la valeur  $f-x$ , on a  $CV = V \sin a - u \sin(b+x)$ , &  $DV = \frac{V \cos a \sin a - u \sin(b+x) \cos a + u \sin(f-x)}{\sin a}$ .

donc  $\frac{DV}{CV}$  ou  $\frac{\cos p}{\sin p} = \frac{V \cos a \sin a - u \sin(b+x) \cos a + u \sin(f-x)}{\sin a [V \sin a - u \sin(b+x)]}$

d'où, par les propriétés des sinus, on conclura que  $kh \cos b + \frac{kh \sin b \cos p}{\sin p} = \dots \dots \dots$

$$\frac{kh [V \sin a \sin(a+b) - u \sin(b+x) \sin(a+b) + u \sin b \sin(f-x)]}{\sin a [V \sin a - u \sin(b+x)]}$$

substituant donc au lieu de  $S'$ , la valeur qui résulte de ces opérations, la substituant, dis-je, dans l'équation  $q S u^2 = S' [V \sin a - n \sin(b+x)]^2$  trouvée ci-dessus, on aura  $q S u^2 \times \sin a = (n+m) [V \sin a - n \sin(b+x)]^2 \sin a + kh [V \sin a \sin(a+b) - u \sin(b+x) \sin(a+b) + u \sin b \sin(f-x)] [V \sin a - u \sin(b+x)]$ , équation dans laquelle  $u$  ne monte qu'au second degré.

450. Lorsqu'on a déterminé d'une manière générale, comme nous venons de faire (445 & 449), l'expression de la vitesse, on peut l'employer à résoudre plusieurs questions importantes.

Par exemple, veut-on déterminer la position la plus avantageuse des voiles & du vaisseau, par rapport au vent, pour suivre une route proposée? On différenciera l'expression de la vitesse, en regardant  $a, b$  &  $x$  comme variables, & on égalera la différentielle à zéro; puisque la vitesse doit être un *maximum*. Ensuite par le moyen de l'équation  $B' = A' \cot b$  on aura la valeur de  $b$  & de  $db$ , en  $x$  &  $dx$ . A l'égard de  $a$ , si l'on nomme  $p$  l'angle que la route  $AD$  (Fig. 26) doit faire avec la direction  $AX$  du vent, on aura  $p = a + b + x$ , & puisque  $p$  est constant,  $0 = da + db + dx$ .

G

Substituant pour,  $a$ ,  $b$ ,  $da$ , &  $db$  leurs valeurs en  $x$ , dans la différentielle égale à zéro, il n'y aura plus d'autre inconnue que  $x$ , laquelle étant trouvée, on aura facilement,  $b$  &  $a$ , c'est-à-dire, la position de la voile à l'égard du vent, & à l'égard de la quille.

451. S'agit-il de trouver la disposition des voiles & du vaisseau, la plus propre pour *gagner au vent* le plus qu'il est possible ? c'est-à-dire, de trouver la disposition selon laquelle le vaisseau, dans son mouvement suivant la ligne inconnue  $AZ$  (Fig. 31) auroit la plus grande vitesse dans le sens parallèle à la direction  $AX$  du vent, ou vers l'origine du vent ?

En abaissant sur  $AX$  la perpendiculaire  $DS$  de l'extrémité  $D$  de la ligne  $AD$  qui marque la vitesse du vaisseau, si l'on imagine le parallélogramme  $TASD$ , on voit que la vitesse  $AD$  du navire, est composée de la vitesse  $AT$  par laquelle il ne s'approche ni ne s'éloigne de l'origine du vent ; & de la vitesse  $AS$  qui est celle avec laquelle il gagne au vent. Or dans le triangle rectangle  $ASD$ , on a  $AD : AS :: 1 : \cos DAS$ ; ou  $u : AS :: 1 : \cos DAS$ ; donc  $AS = u \cos DAS$ . Il faut donc que  $u \cos DAS$  soit un *maximum*. Or l'angle  $DAS$  qui est la même chose que  $XAZ$  de la Fig. 26, est  $= a + b + x$ ; donc  $u \cos(a + b + x)$  doit être un *maximum*. Donc si au moyen de l'équation qui donne la vitesse, & de l'équation  $B' - A' \cot b$  on élimine  $u$  &  $b$ , & qu'ensuite on différencie la quantité en laquelle se changera l'expression  $u \cos(a + b + x)$ , on aura en égalant la différentielle à zéro, l'équation qui doit satisfaire à la question. Or comme cette équation renfermera les deux variables  $a$  &  $x$ , & leurs différentielles, on égalera à zéro, le coefficient de  $dx$  & celui de  $da$ , ce qui donnera deux équations qui détermineront  $a$  &  $x$ , lesquels étant trouvés, il sera facile d'avoir  $b$ . On aura donc la position de la voile & celle de la quille.

452. En général, si l'on veut connoître la disposition la plus avantageuse des voiles & du navire par rapport au vent, pour s'approcher ou s'éloigner le plus qu'il est possible d'une ligne de position connue ; par exemple, pour s'écarter le plus promptement d'une côte ; ce problème ne diffère du précédent qu'en ce que l'angle qu'on doit substituer à l'angle  $DAS$  est l'angle que la ligne en question fait avec le vent,

plus ou moins l'angle  $DA S$ . Ainsi en nommant  $e$ , cet angle, c'est  $u \cos(e \pm a \pm b \pm x)$  qui doit être un *maximum*,  $e$  étant constant. Du reste, le procédé du calcul est absolument le même pour ce cas que pour le précédent.

Il y auroit encore beaucoup d'autres questions à parcourir ici; mais les autres objets que nous avons à considérer ne nous permettent pas de nous en occuper pour le présent, non plus que d'exposer les moyens de simplifier ces solutions. Nous espérons pouvoir y suppléer ailleurs.

453. Lorsque la dérive est petite, nous avons vu (427) que l'impulsion sur la proue, & l'impulsion latérale pouvoient être déterminées, quelque fût d'ailleurs la figure du navire. En représentant la première par  $A$ , la seconde est exprimée par  $B \sin x$ ,  $x$  étant la dérive, &  $B$  étant une surface que l'on détermine comme nous l'avons dit (427). La quantité que nous avons représentée par  $S$ , devient donc  $\sqrt{AA + BB \sin^2 x}$ ,  $A$  &  $B$  étant des quantités constantes. Et l'équation  $B' = A' \cot b$  se change en  $B \sin x = A \cot b$  qui donne d'une manière fort simple la relation entre la dérive & la position de la voile. Ces deux équations peuvent servir à résoudre les questions ci-dessus, pour un navire de figure quelconque, lorsque la dérive est petite, ce qui est le cas le plus ordinaire.

L'équation que nous venons de donner; entre la dérive & la position de la voile, diffère de celle qu'a donnée M. Bouguer (*Traité du Navire*, pag. 437); cette différence vient de ce que nous avons déjà eu occasion d'observer sur la manière dont M. Bouguer calcule la résistance latérale & la résistance dans le sens de la quille.

### *Du Mouvement des corps pesants le long des plans inclinés.*

454. UN corps pesant qui est abandonné à lui-même sur une surface plane  $KLHI$  (Fig. 32) inclinée à l'horizon  $PIHN$ , n'obéit point librement à sa pesanteur. Une

G 2

partie de la force que la pesanteur lui donne, est employée à presser le plan ; & l'autre sert à le mouvoir le long de ce plan. Il faut donc que la pesanteur se décompose en deux forces, dont l'une produise la pression sur le plan, & dont l'autre donne le mouvement le long du plan.

Soit donc  $G$  le centre de gravité de ce corps, ou le point dans lequel la pesanteur peut être censée (300) réunir toute son action ; soit  $GB$  la quantité dont le corps descendroit dans un instant, s'il étoit libre. Menons  $GC$  perpendiculaire au plan  $KLHI$  ; & concevons que par  $GB$  &  $GC$ , on fasse passer un plan ; ce plan sera perpendiculaire aux deux plans  $KLHI$ ,  $IPNH$ , puisqu'il passe par des droites perpendiculaires à ces plans. Donc si on conçoit que  $DE$ ,  $EF$  soient les intersections de ce plan prolongé, avec les deux plans  $KLHI$ ,  $IPNH$  ;  $DE$ ,  $EF$  seront perpendiculaires à l'intersection commune  $HI$  de ces deux plans.

Menons  $GA$  parallèle à  $DE$ , & concevons le parallélogramme  $GABC$ , dont  $GB$  soit la diagonale, &  $GA$ ,  $GC$ , les côtés. On peut (222) supposer que la pesanteur, au lieu de solliciter le corps à se mouvoir suivant  $GB$ , le sollicite à se mouvoir en même-temps suivant  $GC$ , avec la vitesse  $GC$ ,

& suivant  $GA$  avec la vitesse  $GA$ . Or il est évident que  $GC$  étant perpendiculaire au plan, ne peut manquer d'être détruite, si le point  $O$  où elle rencontre le plan, est en même temps un point du corps.

Quant à la force  $GA$ , comme elle ne tend ni à approcher ni à éloigner le corps, du plan, puisqu'elle lui est parallèle, elle ne peut manquer d'avoir son effet. C'est donc  $GA$  qui représente la vitesse que le corps tend à prendre, & prendra dans le premier instant.

Comme la force  $GA$  est dans le plan des deux droites  $GB$  &  $GC$ , elle est donc dans le plan  $DEF$ . On peut donc faire abstraction de l'étendue des deux plans  $KLHI$ ,  $IPHN$ , & ne considérer que le seul plan  $DEF$  représenté en  $DEF$ , (*Fig. 33*), en sorte qu'on peut regarder le corps comme mu sur la droite  $DE$  que nous appellerons le *Plan incliné* :  $FE$  en fera la *base*, & représentera le plan horizontal ; la perpendiculaire  $DF$  menée d'un point quelconque  $D$  de  $DF$  sur  $EF$ , sera ce qu'on appelle la *hauteur* du plan incliné.

455. Puisque la force  $GA$  passe par le centre de gravité  $G$  du corps  $M$ , elle doit donc (301) se distribuer également à toutes les parties de ce corps. Donc, tant qu'on

G 3

fera abstraction du frottement , le corps ne peut avoir d'autre mouvement qu'un mouvement pour glisser le long du plan , & jamais un mouvement pour rouler , quelle que soit d'ailleurs sa figure , pourvu que la perpendiculaire  $GC$  rencontre le plan en un point qui appartienne en même - temps à la surface du corps. Il n'en seroit pas de même , ainsi que nous le verrons par la suite , si la perpendiculaire sur le plan , ne rencontroit pas la base du corps , ou la surface par laquelle il touche le plan ; ou bien s'il y avoit du frottement. Mais dans tout autre cas le corps ne peut pas rouler.

456. Puisque le corps  $M$  doit décrire  $GA$  dans le même-temps qu'il auroit décrit  $GB$  par l'action libre de sa pesanteur , si l'on conçoit qu'à la fin du premier instant , la pesanteur agisse de nouveau ; comme elle communique dans des instants égaux des degrés égaux de vitesse , si l'on imagine pour le second degré de vitesse qu'elle communiquera suivant la verticale , une décomposition semblable à celle que nous avons faite pour le premier instant ; on verra que le second parallélogramme sera parfaitement égal au premier , & dans le même plan. On conclura donc , de même , que la force perpendiculaire au plan sera détruite , & la force parallèle qui



sera égale à  $GA$  se joindra à celle-ci ; en sorte qu'en raisonnant de même , pour les instants suivans , on conclura généralement que la vitesse le long du plan incliné s'accélère par des degrés égaux ; c'est-à-dire , que le mouvement des corps pesans , le long des plans inclinés , est un mouvement uniformément accéléré. Donc tout ce que nous avons dit ( 194 & suiv. ) sur les mouvements uniformément accélérés , s'applique mot à mot au mouvement le long des plans inclinés ; en sorte que les vitesses sont comme les temps ; les espaces parcourus sont comme les quarrés des temps , ou comme les quarrés des vitesses , &c.

457. Donc pour être en état de déterminer le mouvement sur un plan d'une inclinaison connue , il ne s'agit que de connoître le rapport de la force qui accélère , à la pesanteur ; c'est-à-dire le rapport de  $GA$  &  $GB$ . Or  $GA$  &  $GB$  étant parallèles à  $DE$ ,  $DF$ ; l'angle  $AGB$  est égal à  $EDF$ ; & l'angle  $A$  étant droit ainsi que l'angle  $F$ , les deux triangles  $AGB$ ,  $EDF$  sont semblables , & donnent  $DE : DF :: GB : GA$ ; c'est-à-dire , que la longueur du plan incliné , est à sa hauteur , comme la vitesse que la pesanteur donneroit au corps , s'il étoit libre , est à celle qu'elle lui donne réellement le long du plan incliné.

G 4

Or, comme la pesanteur donne à un corps libre, dans une seconde de temps, une vitesse à parcourir 30, 2 pieds, uniformément, par seconde ( 203 ); il sera donc toujours facile de déterminer quelle vitesse acquiert, dans la première seconde de sa chute, un corps qui tombe le long d'un plan incliné. Par exemple, si la longueur du plan, est double de la hauteur, la vitesse acquise le long de ce plan pendant la première seconde, sera la moitié de 30, 2 pieds; c'est-à-dire, qu'au bout d'une seconde, si la pesanteur cessoit d'agir, le corps parcourroit, 15, 1 pied, à chaque seconde.

Ayant ainsi déterminé la vitesse pour la première seconde, on aura la vitesse après tel nombre de secondes qu'on voudra, en multipliant celle-là par le nombre de secondes; & l'espace, en multipliant cette même première vitesse, par la moitié du carré de ce nombre de secondes ( 197 ). En un mot, il sera facile de déterminer toutes les autres circonstances de ces mouvements, par ce qui a été dit ( 194 & suiv. ) De ces principes, on déduit avec facilité les propriétés suivantes.

458. Si deux corps pesants partis en même-temps du point *D* ( *Fig. 34* ) descen-

dent, l'un le long du plan  $DE$ , l'autre le long de la verticale  $DF$ , & que l'on veuille savoir à quel endroit du plan  $DE$ , le premier est arrivé, lorsque le second est en un point quelconque  $A$ ; il n'y aura autre chose à faire qu'à mener  $AB$  perpendiculaire sur  $DE$ ; le point  $E$  fera le point cherché. En effet, si on représente par  $p$ , la vitesse que la pesanteur donne à un corps libre en une seconde de temps, on aura (205) en nommant  $t$  le temps nécessaire pour tomber le long de  $DA$ ,  $DA = \frac{p t^2}{2}$ . D'un autre côté (457) la vitesse qu'acquiert en une seconde le corps qui tombe le long de  $DE$  est  $\frac{p \times DF}{DE}$ ; donc en nommant  $T$  le temps nécessaire pour tomber de  $D$  en  $B$ , on aura (197)  $DB = \frac{p \times DF}{DE} \times \frac{T^2}{2}$ ; donc  $DA : DB :: \frac{p t^2}{2} : \frac{p \times DF}{DE} \times \frac{T^2}{2} :: DE \times t^2 : DF \times T^2$ ; mais  $DA : DB :: DE : DF$ ; donc  $DE : DF :: DE \times t^2 : DF \times T^2$ ; donc  $T^2 = t^2$ , ou  $T = t$ .

459. Donc si  $DG$  (Fig. 35) est un troisième plan parcouru par un troisième mobile parti du point  $D$  en même-temps que les deux autres; en menant du point  $A$  la perpendiculaire  $AC$ , les points  $A, B, C$  sont ceux où ces trois mobiles arrivent en même temps.

460. Si sur  $DA$  comme diamètre, on décrit une demi-circonférence; elle passera (*Géom.* 65.) par les points  $C$  &  $B$ , puisque les angles  $C$  &  $B$  sont droits. Donc les cordes  $DC$ , &  $DB$  sont décrites dans le même temps que le diamètre vertical  $AD$ ; & comme ceci ne dépend point de la longueur ni de l'inclinaison des cordes, on peut dire généralement que *le temps de la chute par la corde quelconque d'un cercle, tirée de l'extrémité du diamètre vertical, est le même que le temps de la chute par ce diamètre vertical.*

461. Nous venons de voir (457) que  $p$  étant la vitesse que la pesanteur donne, dans une seconde de temps, à un corps libre,  $\frac{p \times DF}{DE}$  est celle qu'elle donne, dans le même temps, au corps qui se meut le long de  $DE$ . Soient  $t$  &  $T$  les temps nécessaires pour décrire  $DF$  &  $DE$ ; on aura  $DF = \frac{p t^2}{2}$ ; &  $DE = \frac{p \times DF}{DE} \times \frac{T^2}{2}$ ; donc  $DF : DE :: \frac{p t^2}{2} : \frac{p \times DF}{DE} \times \frac{T^2}{2}$ , donc  $\frac{DF^2}{DE} \times T^2 = DE \times t^2$ , ou  $\overline{DF}^2 \times T^2 = \overline{DE}^2 \times t^2$ , ou  $DF \times T = DE \times t$ ; donc  $t : T :: DF : DE$ . C'est-à-dire, que *les temps nécessaires pour arriver à différents points  $F$  &  $E$  de l'horizontale  $FE$ , en par-*

*courant des plans de même hauteur, soit entre eux comme les longueurs de ces plans.*

462. La vitesse du corps qui tombe le long de  $DF$ , est  $p't$ , au bout du temps  $t$ . Par une semblable raison, celle du corps qui tombe le long de  $DE$  est  $\frac{p \times DF}{DE} \times T$ , au bout du temps  $T$ ; donc si on nomme  $u$  &  $v$  les vitesses acquises en arrivant en  $F$  &  $E$ , on aura  $u : v :: p t : \frac{p \times DF}{DE} T$ , donc  $p v t = p u \times \frac{DF}{DE} T$ . Mais nous venons de voir (461) que  $t : T :: DF : DE$ , ce qui donne  $t = \frac{DE \times T}{DF}$ ; substituant cette valeur de  $t$ , & réduisant, on a  $v = u$ . Donc *si plusieurs corps décrivent des plans différemment inclinés, mais de même hauteur; ils auront la même vitesse, après avoir parcouru des parties de même hauteur, chacun sur son plan.*

*Du Mouvement le long des surfaces courbes.*

463. Si un corps sans pesanteur & sans ressort, parcourt, en vertu d'une impulsion primitive, les côtés successifs  $AB$ ,  $BC$ , &c. (Fig. 36) d'un polygone quelconque; à la rencontre de chaque côté, il perdra une

partie de sa vitesse que l'on déterminera de la manière suivante.

Concevons qu'il se meuve actuellement de  $A$  vers  $B$ , & que lorsqu'il est en  $B$ , sa vitesse soit telle que dans un temps déterminé, comme d'une seconde, il décrirait la ligne  $BF$  sur  $AB$  prolongée, s'il étoit libre. Ayant élevé au point  $B$  sur  $BC$  la perpendiculaire  $BE$ , on imaginera le parallélogramme rectangle  $BDFE$  dont  $BF$  soit la diagonale, & dont les côtés soient sur  $BC$  &  $BE$  : & au lieu de concevoir que le corps a la vitesse  $BF$ , on imaginera qu'il a, tout ensemble, les deux vitesses  $BD$  &  $BE$ ; or comme le côté  $BC$  l'empêche d'obéir à la vitesse  $BE$ , il est clair que sa vitesse sera réduite à  $BD$ .

Si du point  $B$  comme centre, & du rayon  $BF$ , on imagine que l'on ait décrit l'arc  $FI$ ;  $DI$  qui est la différence entre  $BF$  &  $BD$ , sera donc la vitesse perdue : or  $DI$  est le sinus versé de l'arc  $FI$  ou de l'angle  $FBC$  que font les deux côtés contigus  $AB$ ,  $BC$ . Donc tant que ces deux côtés feront un angle fini, le corps perdra une partie finie de sa vitesse, à la rencontre de chaque côté.

464. Mais si l'angle que forment ces deux côtés, est infiniment petit; la vitesse perdue, non-seulement ne sera pas une quantité finie; elle ne sera pas même infi-

niment petite du premier ordre : elle ne fera qu'infiniment petite du second. Pour le démontrer, la question se réduit à faire voir que le sinus verse d'un angle infiniment petit, est infiniment petit du second ordre; & voici comment cela se démontre.  $CD$  (Fig. 37) étant un arc quelconque; &  $BD$  une perpendiculaire sur le diamètre  $AC$ , on a (Géom. 125)  $AB : BD :: BD : BC$ ; donc si  $CD$  & par conséquent  $BD$  est infiniment petite,  $BC$  (sinus verse de  $CD$ ) sera infiniment plus petite que  $BD$ , puisqu'elle est contenue dans  $BD$  autant que  $BD$  l'est dans la quantité infiniment plus grande  $AB$ . Donc  $BC$  est infiniment petite du second ordre.

465. Concluons de-là que si un corps sans pesanteur se meut le long de la surface courbe  $ABC$  (Fig. 38) il a par-tout la même vitesse. Car en considérant cette courbe comme un polygone d'une infinité de côtés; comme ces côtés font des angles infiniment petits entr'eux, la perte de la vitesse à la rencontre de chaque côté, est infiniment petite du second ordre à l'égard de la vitesse primitive. Donc la somme des vitesses perdues en parcourant une infinité de ces côtés, c'est-à-dire en parcourant un arc quelconque  $ABC$ , ne peut former qu'une quantité infini-

ment petite du premier ordre. Donc la vitesse n'est point altérée.

466. Venons, maintenant, au mouvement des corps pesants sur les surfaces courbes. Nous ne considérons, pour le présent, que celui qui se fait dans un plan vertical.

Soit donc  $AMB$  (Fig. 39) la section de la surface courbe, par un plan vertical, & la trace que le corps fait sur cette surface. Considérons cette courbe comme un polygone d'une infinité de côtés; & concevons que le corps vient de décrire le petit côté  $nM$ . Comme la rencontre du côté  $Mm$  ne peut (465) lui faire rien perdre de sa vitesse; il décrirait  $Mm$  avec la vitesse qu'il avoit en  $M$ , si la pesanteur n'agissoit plus. Mais cette force agissant suivant la verticale  $Mq$  sollicite de nouveau le corps à descendre, comme elle le feroit sur un plan de pareille inclinaison. Donc si l'on imagine que la vitesse  $Mq$  que la pesanteur tend à donner dans un instant, soit décomposée en deux, l'une  $Ms$  perpendiculaire à  $Mm$  & l'autre  $Mt$  dirigée suivant  $Mm$ ; ce fera en vertu de cette dernière que la vitesse de  $M$  fera accélérée. Or en menant la verticale  $mr$ , & comparant les triangles semblables  $Mqs$ ,



$M m r$ , on a  $M m : m r :: M q : M t$ ; donc  

$$M t = \frac{M q \times m r}{M m}.$$

Concevons que les différents points de la courbe quelconque  $A B$  soient rapportés à l'axe vertical quelconque  $B Z$ . Nommons  $B P$ ,  $x$ ;  $P M$ ,  $y$ ; l'arc  $B M$ ,  $s$ . Nous aurons  $P p$  ou  $m r = -dx$ ;  $M m = -ds$ . Je donne (21) le signe  $-$ , à ces quantités, parce que  $x$  &  $s$  vont en diminuant, pendant que le temps  $t$  augmente. Soit  $p$  la vitesse que la pesanteur donne à un corps libre dans une seconde;  $p dt$  fera celle qu'elle lui donneroit dans l'instant  $dt$ . Nous aurons donc la vitesse  $M q = p dt$ . Nommons  $u$  la vitesse qu'a le corps, lorsqu'il arrive en  $M$ ;  $du$  marquera l'augmentation qu'il recevra pendant le temps  $dt$ ; ainsi on aura  $du = M t$ . Substituant ces valeurs dans l'équation  $M t = \frac{M q \times m r}{M m}$ , on a  $du = p dt \times \frac{-dx}{-ds}$ ,  $= p dt \times \frac{dx}{ds}$ . Or (210)  $dt = \frac{-ds}{u}$ ; donc, réduction faite,  $u du = -p dx$ . Equation dont l'intégrale est  $\frac{u u}{2} = C - p x$ , ou  $u u = 2 C - 2 p x$ .

Pour déterminer la constante  $C$ ; supposons que le point  $A$  d'où le corps a commencé à tomber, soit élevé au-dessus de

l'horizontale qui passeroit par  $B$ , d'une quantité  $BZ = b$ . Il faut donc que lorsque  $u$  étoit zéro ;  $x$  fût  $= b$  ; donc  $0 = 2C - 2pb$  ; donc  $C = pb$  ; donc  $uu = 2pb - 2px = 2p(b - x) = 2p \times PZ$ . Mais (207) si un corps pesant tomboit librement de la hauteur  $ZP$ , le carré de la vitesse qu'il auroit en  $P$ , seroit  $2p \times PZ$  ; donc lorsqu'un corps descend le long d'une ligne courbe quelconque, il a en quelque point que ce soit, la même vitesse que s'il étoit tombé librement de pareille hauteur.

Ainsi la vitesse qu'acquiert successivement un corps qui, par sa pesanteur, tombe dans la concavité d'une ligne courbe, est tout à fait indépendante de la nature de cette ligne courbe.

467. Donc si le corps après être arrivé au point  $B$  le plus bas, & dont je suppose que la tangente soit horizontale, rencontre la concavité de la même ou d'un autre courbe quelconque qui touche la première en  $B$ , il s'élèvera dans celle-ci, à une hauteur égale à celle dont il étoit parti.

En effet, supposons que le corps  $M$  soit actuellement en  $B$  où  $x = 0$  ; sa vitesse sera telle qu'on aura  $uu = 2bp$ , ou  $VV = 2pb$ , en appelant  $V$  cette vitesse pour la distinguer de l'autre. Concevons qu'avec cette

vitesse

vitesse il remonte le long de la courbe quelconque  $BM'$  ; on trouvera par le même raisonnement que ci-dessus , que sa vitesse en un point quelconque  $M'$  se déterminera par l'équation  $-du' = p dt \times \frac{dx}{ds}$  , en appelant  $u'$  sa vitesse ,  $s'$  l'arc  $AM'$  , & observant que  $u'$  diminue à mesure que  $t$  , &  $s'$  &  $x$  augmentent. Mettant donc pour  $dt$  sa valeur  $\frac{ds'}{u'}$  , on aura  $u' d u' = -p dx$  ; & en intégrant  $u'^2 = 2 C - 2 p x$  ; mais lorsque  $x = 0$  , la vitesse  $u'$  est  $V$  , on a donc  $V^2 = 2 C$  , & puisque  $V^2 = 2 p b$  , on a  $2 C = 2 p b$  ; donc  $u'^2 = 2 p b - 2 p x$ . Or lorsque le corps cessera de monter , on aura  $u' = 0$  , & par conséquent  $2 p b - 2 p x = 0$  , qui donne  $x = b$  ; donc le point où le corps sera arrivé dans la courbe quelconque  $BA'$  fera à même hauteur que le point  $A$ .

468. A l'égard du temps que le corps emploiera à décrire un arc quelconque  $AM$  ou  $AB$  de la courbe ; comme on a  $dt = \frac{-ds}{u}$  , on aura  $dt = \frac{-ds}{\sqrt{2pb - 2px}}$  ; en sorte que , il faudra , par le moyen de l'équation de la courbe , avoir la valeur de  $ds$  , en  $x$  &  $dx$  , & l'ayant substituée dans cette valeur de  $dt$  , on aura celle de  $t$  , en intégrant.

§

H

*Du Mouvement d'Oscillation.*

469. Nous venons de voir (467) qu'un corps pesant après être descendu par l'arc quelconque de courbe  $AB$ , doit (abstraction faite de la résistance de l'air, & du frottement) remonter à pareille hauteur dans la courbe quelconque  $BA'$  qui auroit au point  $B$  la même tangente horizontale que  $BA$ . Donc ce corps retombant ensuite, parcourroit en sens contraire toute l'étendue  $A'BA$ ; & feroit consécutivement des allées & des retours qui ne finiroient jamais. Ce mouvement est, ce qu'on appelle, un mouvement d'oscillation. Nous venons de voir ce qu'il y avoit à faire en général, pour déterminer la durée de chaque oscillation qui doit, évidemment, être le double du temps de la chute par l'arc  $AB$ , si  $BA'$  est la même que  $BA$ .

Lorsque la courbe le long de laquelle le corps descend, est un cercle, & qu'en même temps les oscillations se font par de petits arcs, elles ont cette propriété remarquable & importante, que leur durée ne dépend pas de l'étendue de l'arc  $AB$  (Fig. 40) en sorte que l'arc  $AB$  étant petit, (comme de 4 ou 5 degrés au plus), le mobile arrivera toujours en  $B$  dans le même

temps, soit qu'il parte du point  $A$ , soit qu'il parte de tout autre point  $O$  pris entre  $A$  &  $B$ . Voici comment on peut s'assurer de cette propriété.

En conservant les mêmes dénominations que ci-dessus; & nommant  $a$ , le rayon  $BC$ , du cercle  $BAD$ ; nous aurons, par la nature du cercle,  $y = \sqrt{2ax - xx}$ . D'où l'on conclura aisément que l'arc  $Mm$ , ou  $ds$ , ou  $\sqrt{dx^2 + dy^2}$ , est  $= \frac{adx}{\sqrt{2ax - xx}}$ . Mais

comme l'arc  $BM$  est petit, en sorte que  $x$  est petite à l'égard de  $a$ , on doit, pour exprimer cette condition, supprimer  $xx$ , vis-à-vis de  $2ax$ ; ce qui donne  $ds = \frac{adx}{\sqrt{2ax}}$ .

Substituant cette valeur de  $ds$ , dans celle de  $dt$  (468); on a  $dt = \frac{-adx}{\sqrt{2ax} \cdot \sqrt{2pb - 2px}}$ ,

qu'on peut réduire à  $dt = \frac{-\frac{1}{2}adx}{\sqrt{ap} \cdot \sqrt{bx - xx}}$ ,

ou  $dt = \sqrt{\frac{a}{p}} \cdot \frac{-\frac{1}{2}dx}{\sqrt{bx - xx}}$ . Or de même que

$\frac{adx}{\sqrt{2ax - xx}}$  exprime l'élément d'un arc de

cercle dont le diamètre est  $2a$ , de même

$\frac{\frac{1}{2}bdx}{\sqrt{bx - xx}}$  exprime l'élément d'un arc de

cercle dont le diamètre seroit  $b$ ; & l'abs-

cisse  $x$ . Mais la ligne  $BZ$  étant  $b$ , si sur  $EZ$  comme diamètre on décrit le demi-cercle  $BM'Z$ , alors  $M'm'$  sera cet élément; en sorte qu'on aura  $\frac{\frac{1}{2} dx}{\sqrt{bx - xx}} = M'm' = d(BM')$ ;

donc  $\frac{\frac{1}{2} b dx}{\sqrt{bx - xx}} = \frac{d(BM')}{b}$ . Substituant cette valeur dans celle de  $dt$  on a  $dt = \sqrt{\frac{a}{p}} \times \frac{d(BM')}{b}$ ; & en intégrant,  $t = C - \sqrt{\frac{a}{p}} \times \frac{BM'}{b}$ .

Il ne s'agit donc plus que de déterminer la constante  $C$ . Or il est facile de voir que lorsque  $t = 0$ , c'est-à-dire, quand le corps part du point  $A$ , l'arc  $BM'$  devient la demi-circonférence  $BM'Z$ ; donc  $0 = C - \sqrt{\frac{a}{p}} \times \frac{BM'Z}{b}$ , &  $C = \sqrt{\frac{a}{p}} \cdot \frac{BM'Z}{b}$ ; donc  $t = \sqrt{\frac{a}{p}} \times \frac{BM'Z}{b} - \sqrt{\frac{a}{p}} \times \frac{BM'}{b}$ , ou  $t = \sqrt{\frac{a}{p}} \times \frac{ZM'}{b}$ . C'est là l'expression du temps employé à parcourir l'arc quelconque  $AM$ ; temps qui est supposé compté en secondes. Mais lorsque l'arc  $AM$  devient l'arc  $AB$ , c'est-à-dire, au bout de la demi-oscillation, l'arc  $ZM'$  devient  $ZM'B$ ; on a donc en nommant  $\frac{1}{2} T$ , la durée de la demi-oscillation, . . . . .  
 $\frac{1}{2} T = \sqrt{\frac{a}{p}} \times \frac{ZM'B}{b}$ , ou  $T = \sqrt{\frac{a}{p}} \times \frac{2 ZM'B}{b}$ .  
 Or si l'on représente par  $1 : c$  le rapport du

diamètre à la circonférence d'un cercle, on a  $1 : c :: b : 2 Z M' B$ , & par conséquent  $\frac{2 Z M' B}{b} = c$ ; donc  $T = \sqrt{\frac{a}{p}} \times c$ , ou . . .

$T = c \sqrt{\frac{a}{p}}$ . C'est-là l'expression de la durée d'une oscillation entière. Et comme cette quantité ne renferme point  $b$  qui détermine la hauteur d'où le corps est descendu, & par conséquent l'étendue de l'excursion  $AB$ , il s'ensuit que le temps  $T$  ne dépend nullement de l'étendue de l'arc, tant que cet arc est petit. Donc les oscillations qui se font dans de petits arcs de cercle, sont sensiblement isochrones; c'est à dire, de même durée.

Cette propriété a également lieu pour les petits arcs de toutes les courbes, dans lesquelles le rayon de la développée, au point le plus bas, n'est pas nul. Parce que ces arcs se confondent avec ceux du cercle qui en mesurent la courbure (80).

Si l'on veut connoître l'erreur que l'on peut commettre en prenant cette valeur de  $T$  pour la durée d'une oscillation dans le cercle: voici comment on le trouvera.

Reprenons la valeur trouvée ci-dessus pour  $ds$ , savoir  $ds = \frac{adx}{\sqrt{2ax - xx}}$ ; réduisons-la en série (*Alg.* 149), mais jusqu'au troisième terme seulement, ce qui est plus que suffisant pour notre objet:

Nous aurons  $ds = \frac{adx}{\sqrt{2ax}} \left( 1 + \frac{x}{4a} + \frac{3x^2}{32a^2} \right)$  substituant

dans la valeur de  $dt = \frac{-ds}{\sqrt{2pb - 2px}}$ , & réduisant, on

H 3

$$\text{aura } dt = -\frac{1}{2} \sqrt{\frac{a}{p}} \frac{\left( x^{-\frac{1}{2}} dx + \frac{x^{\frac{1}{2}} dx}{4a} + \frac{3x^{\frac{3}{2}} dx}{32a^2} \right)}{\sqrt{b-x}}.$$

Comme nous savons déjà quelle est l'intégrale du premier terme, bornons-nous à chercher celle des deux derniers, & représentons-la par  $\frac{1}{2} t'$ ; nous aurons donc  $\frac{1}{2} dt' = -\frac{1}{2} \sqrt{\frac{a}{p}}$

$$\left( \frac{x^{\frac{1}{2}} dx}{4a} + \frac{3x^{\frac{3}{2}} dx}{32a^2} \right) (b-x)^{-\frac{1}{2}}.$$

Pour avoir l'intégrale de cette équation, j'ai recours à ce qui a été dit (128); c'est pourquoi j'écris  $\frac{1}{2} t' = -\frac{1}{2} \sqrt{\frac{a}{p}}$

$$(Ax^{\frac{1}{2}} + Bx^{\frac{3}{2}})(b-x)^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{2} \sqrt{\frac{a}{p}} Cx - \frac{1}{2} dx (b-x)^{-\frac{1}{2}} + C.$$

Je détermine les coefficients  $A, B, C$  selon ce qui a été enseigné (129), & je trouve  $A = -\frac{3}{64a^2}$ ,  $B = -\frac{1}{4a} - \frac{9b}{12a^2}$

$$C = \frac{b}{8a} + \frac{9b^2}{256a^2}. \text{ Or l'intégrale de } x^{-\frac{1}{2}} dx (b-x)^{-\frac{1}{2}},$$

ou  $\frac{dx}{\sqrt{bx-xx}}$  ou  $\frac{1}{\frac{1}{2}b} \times \frac{\frac{1}{2}b dx}{\sqrt{bx-xx}}$  est  $\frac{1}{\frac{1}{2}b}$  multiplié par l'arc

$BM'$ ; donc l'intégrale totale est  $\frac{1}{2} t' = -\frac{1}{4} \sqrt{\frac{a}{p}}$

$$\left( -\frac{3x^{\frac{1}{2}}}{64a^2} - \frac{x^{\frac{3}{2}}}{4a} - \frac{9bx^{\frac{1}{2}}}{12a^2} \right) (b-x)^{\frac{1}{2}} - \sqrt{\frac{a}{p}} \times \frac{BM'}{b} \times \left( \frac{b}{8a} + \frac{9b^2}{256a^2} \right) + C.$$

Pour déterminer la constante  $C$ , on observera que quand  $x = b$ , on doit avoir  $t' = 0$ , & que l'arc  $BM'$  devient alors  $BM'Z$ ; substituant donc, on aura  $0 = -\sqrt{\frac{a}{p}} \times \frac{BM'Z}{b}$

$\left( \frac{b}{8a} + \frac{9b^2}{256a^2} \right) + C$ . Substituant la valeur de  $C$  que donne cette équation dans la valeur de  $\frac{1}{2} t'$ , faisant  $x = b$



pour avoir l'intégrale totale, & observant que  $BM'$  devient alors zéro, on aura  $\frac{1}{2} t' = \sqrt{\frac{a}{p}} \cdot \frac{BM'Z}{b} \left( \frac{b}{8a} + \frac{9b^2}{256a^2} \right)$ .

Mais en prenant, comme ci-dessus,  $c$  pour le rapport de la circonférence au diamètre, on a  $\frac{BM'Z}{b} = \frac{c}{2}$ ; donc

$t' = c \sqrt{\frac{a}{p}} \left( \frac{b}{8a} + \frac{9b^2}{256a^2} \right)$ . Comparant cette valeur de

$t'$ , à celle de  $T$  trouvée ci-dessus, on a  $T:t'::c\sqrt{\frac{a}{p}}:c\sqrt{\frac{a}{p}}$

$\left( \frac{b}{8a} + \frac{9b^2}{256a^2} \right)$ , ou  $t' = T \left( \frac{b}{8a} + \frac{9b^2}{256a^2} \right)$ , quantité

dans laquelle  $\frac{b}{a}$  est le sinus versé de l'arc décrit pendant une demi-oscillation, le rayon étant 1.

Supposons que  $T = 1''$ , & que l'étendue des arcs décrits de chaque côté de la verticale, soit de  $5^\circ$ . Le sinus versé de  $5^\circ$  est 0,0038053, le rayon étant 1; on a donc  $\frac{b}{8a} = 0,0004757$ . A l'égard du terme  $\frac{9b^2}{256a^2}$ , il est au dessous

d'une unité décimale du 7<sup>e</sup> ordre. L'erreur sur chaque oscillation seroit donc  $t' = 1'' \times 0,0004757 = 0'',0004757$ .

Ainsi si un corps descendoit, par l'action de sa pesanteur, dans la concavité d'un cercle, & en décriroit des arcs infiniment petits de part & d'autre du point le plus bas, dans une seconde de temps, la durée de chacune de ses oscillations, abstraction faite du frottement & de la résistance de l'air, ne différeroit de celle qu'il emploieroit à décrire des arcs de  $5^\circ$  de part & d'autre du point le plus bas, que de  $0'',0004757$ ; en sorte que dans ce dernier cas, pour faire 86400 vibrations qui font le nombre de vibrations d'une pendule à secondes, en un jour, il emploieroit, par-delà 24 heures, un nombre de secondes marqué par  $86400 \times 0'',0004757$ ; c'est-à-dire,  $41''$  & environ  $\frac{1}{10}$ . Donc un pendule de même longueur que le pendule à secondes, à qui l'on seroit décrit des arcs de  $5^\circ$  de part & d'autre de la verticale, ne retarderoit que de  $41''$  par jour sur celui qui décriroit des arcs infiniment petits.

Si les arcs décrits de part & d'autre de la verticale n'étoient que de  $1^\circ$ , dont le sinus versé est  $0,0001523$ , on trouvera de même que le retardement diurne ne seroit que de  $1'',64$ ; c'est-à-dire,  $1''\frac{2}{3}$ ; & pour un demi-degré il ne seroit que de  $0'',41$ ; c'est-à-dire, environ  $\frac{2}{5}$  de seconde par jour.

470. Ce que nous venons de dire s'applique tout naturellement aux pendules. On appelle, en général *pendule*, tout fil ou toute verge qui tient un ou plusieurs corps suspendus ou attachés à un point fixe  $C$  (Fig. 41.) On l'appelle *pendule simple*, lorsqu'il n'y a qu'une masse soutenue par un fil ou par une verge sans pesanteur, & qu'en même temps cette masse est d'un diamètre très-petit à l'égard de la longueur du pendule. Nous ne parlons, pour le présent, que du pendule simple.

Lorsqu'on écarte le pendule, de la situation verticale  $CB$ , l'effort de la pesanteur sur la masse transportée en  $A$ , agissant suivant la verticale  $AM$ , n'est pas tout employé à mouvoir le corps : une partie s'exerce sur le point  $C$ . Il faut donc concevoir l'effort  $AM$  décomposé en deux autres, l'un  $AN$  dirigé suivant  $CAN$ , & qui est détruit ; l'autre  $AP$  qui donne au corps le mouvement suivant l'arc  $AB$ . Or comme le rayon  $CA$  est perpendiculaire à l'arc, on voit donc que le mouvement se décompose

ici de la même manière que si le corps tomboit naturellement le long de l'arc  $AB$ , qui a pour rayon la longueur  $CA$  du pendule. Donc en effet tout ce que nous venons de dire, s'applique immédiatement aux pendules: voici, maintenant, quelques conséquences qui résultent du calcul précédent appliqué aux pendules.

471. Nous avons trouvé pour la durée d'une oscillation  $T = c\sqrt{\frac{a}{p}}$ . Donc pour un autre pendule dont la longueur seroit  $a'$ , & qui seroit animé par une pesanteur différente ou capable de donner la vitesse  $p'$  dans une seconde, on auroit, en nommant  $T'$  la durée d'une oscillation,  $T' = c\sqrt{\frac{a'}{p'}}$ . Donc  $T : T' :: c\sqrt{\frac{a}{p}} : c\sqrt{\frac{a'}{p'}} :: \sqrt{\frac{a}{p}} : \sqrt{\frac{a'}{p'}}$ ; c'est-à-dire, que si deux pendules de longueur différente, sont animés par des pesanteurs différentes, les durées des oscillations sont comme les racines quarrées des longueurs des pendules; divisées par les racines quarrées des quantités qui expriment ces pesanteurs.

472. Comme la pesanteur est la même dans un même lieu, on doit donc dire que les durées des oscillations sont comme les racines quarrées des longueurs des pendules.

473. Mais si un même pendule étoit successivement exposé à l'action de deux pesanteurs différentes, alors  $a$  étant égal à  $a'$ , on auroit  $T : T' :: \sqrt{\frac{a}{p}} : \sqrt{\frac{a}{p'}} :: \sqrt{ap'} : \sqrt{ap} :: \sqrt{p'} : \sqrt{p}$ ; c'est-à-dire, que les durées des oscillations seroient en raison inverse des racines quarrées des pesanteurs.

474. Soit  $n$  le nombre de vibrations que fait le pendule  $a$  dans un temps donné, comme d'une heure, ou  $3600''$ ; on aura  $T = \frac{3600''}{n}$ . Par la même raison, si l'on représente par  $n'$  le nombre de vibrations que fait, pendant le même temps, le pendule  $a'$ , on aura  $T' = \frac{3600''}{n'}$ ; donc  $T : T' :: \frac{3600''}{n} : \frac{3600''}{n'} :: n' : n$ ; c'est-à-dire, que les nombres de vibrations que font, en même temps, deux pendules de longueur différente, sont en raison inverse des durées de chaque vibration. Donc puisqu'on a  $T : T' :: \sqrt{\frac{a}{p}} : \sqrt{\frac{a'}{p'}}$ ; on aura  $n : n' :: \sqrt{\frac{a'}{p'}} : \sqrt{\frac{a}{p}}$ ; c'est-à-dire, que les nombres de vibrations que font, en même temps, deux pendules de longueur différente, & qui sont sollicités par des pesanteurs différentes, sont en raison inverse des racines quarrées des longueurs des pendules

*divisées par les racines quarrées des pesanteurs.* Enforte que si les pesanteurs sont les mêmes, les nombres de vibrations seront réciproquement comme les racines quarrées des longueurs des pendules ; & si les longueurs sont les mêmes, les nombres de vibrations seront directement comme les racines quarrées des pesanteurs.

475. Donc si un même pendule porté en différents lieux de la terre n'y fait pas le même nombre de vibrations dans un même intervalle de temps, on doit en conclure que la pesanteur n'est pas la même en ces différents lieux ; & le nombre des vibrations faites, dans un même temps, en chaque lieu, fera connoître la diminution ou l'augmentation de la pesanteur. C'est par ce principe qu'on s'est assuré que la pesanteur va en diminuant à mesure qu'on s'approche de l'équateur ; & au contraire, va en augmentant, à mesure qu'on s'approche des pôles ; nous en verrons la raison, dans peu.

476. Ce principe, que les nombres de vibrations faites dans un même temps par deux pendules différents, animés d'une même pesanteur, sont réciproquement proportionnels aux racines quarrées des longueurs des pendules, peut servir à trouver

la longueur du pendule à secondes dans un lieu quelconque. Ayant suspendu à un fil de métal très-délié, un corps qui sous un petit volume renferme beaucoup de matiere, comme une balle de plomb, de cuivre, d'or, &c. on donnera à ce fil une longueur de trois pieds au moins, & que l'on mesurera très-exactement. On fera osciller ce pendule en l'écartant peu de la verticale, & l'on comptera le nombre d'oscillations qu'il fera dans un temps déterminé & bien constaté ( je suppose ici que ce soit une heure ) ; après quoi on fera cette proportion : 3600, nombre des oscillations que doit faire le pendule cherché, est au nombre d'oscillations observées, comme la racine quarrée de la longueur du pendule d'observation, est à un quatrieme terme qui sera la racine quarrée de la longueur du pendule à secondes ; ainsi, en quarrant on aura cette longueur. C'est ainsi qu'on a déterminé que le pendule simple qui fait ses oscillations dans une seconde, doit, à la latitude de Paris, avoir 3<sup>pi.</sup> 0<sup>po</sup> 8', 5". Cette mesure a été déterminée par plusieurs expériences faites avec un très-grand soin.

477. Il est facile, maintenant, de déterminer de combien doit tomber dans la premiere seconde de sa chute, un corps à

qui l'air ne fait pas de résistance sensible dans cet intervalle de temps. En effet, l'équation  $T = c\sqrt{\frac{a}{p}}$ , donne  $p = \frac{a c c}{T T}$ ; valeur dans laquelle  $p$  représente la vitesse qu'un corps pesant acquiert dans la première seconde de sa chute, & qui (196) est le double de la hauteur dont il tomberoit dans ce temps;  $a$  est la longueur du pendule qui fait ses oscillations dans le temps  $T$ ; en sorte que si pour  $T$ , nous mettons une seconde,  $a$  doit être de 3908<sup>l</sup>, 57 ou 440<sup>l</sup>, 57. Enfin  $c$  est le rapport de la circonférence au diamètre, & vaut par conséquent  $\frac{355}{113}$ ; donc  $p = (\frac{355}{113})^2 \times 440,57$ , quantité qui vaut 4348<sup>l</sup>, 25146, & qui réduite en pieds, est de 308,19619; donc l'espace décrit par un corps pesant, dans la première seconde de sa chute, est de 15,09809; c'est ce que nous avons promis (203) de faire voir.

478. Si l'on appelle  $t$  le temps qu'il faudroit à un corps pesant descendant librement, pour parcourir le diamètre  $BD$  ou  $2a$  (Fig. 40), on aura (205),  $2a = \frac{p t^2}{2}$ ; donc  $\sqrt{\frac{a}{p}} = \frac{1}{2} t$ . Substituant cette valeur dans l'équation  $T = c\sqrt{\frac{a}{p}}$ , on a  $T = \frac{1}{2} c t$ , ou  $\frac{1}{2} T = \frac{1}{4} c t$  qui donne  $\frac{1}{2} T : t :: \frac{1}{4} c : 1$ ; c'est-à-dire,

que la durée de la chute par le petit arc quelconque  $AB$  est au temps de la chute par le diamètre, comme le quart de la circonférence est au diamètre. Or le quart de la circonférence est plus petit que le diamètre; donc un corps emploie moins de temps à tomber par un petit arc de cercle dont la tangente inférieure est horizontale, qu'il n'en emploieroit à tomber le long du diamètre. Et puisque (460) le temps de la chute par le diamètre, est le même que celui de la chute par la corde quelconque  $AB$ ; on voit donc qu'un corps arrivera plutôt de  $A$  en  $B$ , en tombant par l'arc  $AB$ , qu'en tombant par la ligne droite  $AB$ . Ainsi la ligne droite est bien le plus court chemin, mais elle n'est pas toujours le chemin qui exige le temps le plus court.

### *De la ligne de la plus vite descente.*

479. Non-seulement ce n'est pas par la ligne droite, qu'un corps pesant arrive le plus promptement d'un point à un autre: ce n'est pas non plus par l'arc de cercle. C'est par un arc d'une autre courbe, qu'on trouvera en cette matière.

Concevons que  $AMR$  (Fig. 42) est la courbe cherchée, celle par laquelle un corps pesant arrivera le plus promptement du point donné  $A$ , au point donné  $B$ . Si l'on prend deux points infiniment voisins  $M$  &  $m'$  sur cette courbe, l'arc  $Mm'$  doit aussi pouvoir être parcouru en moins de temps que tout autre arc passant par les deux mêmes points  $M$  &  $m'$ , puisque ces deux points peuvent être pris pour les



deux points donnés. Ayant pris un point  $N$  infiniment plus près de  $Mm'$  que  $M$  ne l'est de  $m'$ , concevons les deux petites droites  $MN$  &  $Nm'$ ; puisque le temps par  $Mm$  doit être un *minimum*, il faudra que la différence entre le temps par  $Mm$ , & le temps par  $MNm'$  qui est la différentielle du temps lorsqu'on passe d'un arc à l'autre, soit zéro.

Par les points  $M, N, m'$  menons les horizontales  $MP, mp, m'p'$ ; & concevons la verticale  $AC$ . Nommons  $AP, x$ ;  $PM, y$ ;  $AM, s$ . Et supposons  $Mm = mm'$  c'est-à-dire,  $ds$  constant. Nous aurons  $mr = dx$ ;  $rM = dy$ ;  $mr' = dx + ddx$   $r'm' = dy + ddy$ . Soit  $u$  la vitesse pendant que le corps décrit  $Mm$ ;  $u$  fera aussi (462) la vitesse avec laquelle  $MN$  est décrit; &  $u + du$  fera celle avec laquelle  $mm'$  &  $Nm'$  seront décrits. Donc le temps par  $Mm$ , sera  $\frac{ds}{u}$ ; & le temps par  $mm'$ ,

$$\text{fera } \frac{ds}{u + du}.$$

Des points  $M$  &  $m'$  comme centres, & des rayons  $MN, mm'$  décrivons les arcs  $Nn, mt$ . En comparant les triangles  $Nmn, Nmt$  aux triangles  $Mmr, mm'r'$ , on aura  $nm = Nm \times \frac{dy}{ds}$ , &  $Nt = Nm \times \frac{dy + ddy}{ds}$ . Donc

$$MN = ds - Nm \times \frac{dy}{ds} \text{ \& } Nm' = ds + Nm \times \frac{dy + ddy}{ds}.$$

Donc le temps par  $MN$ , fera  $\frac{ds - Nm \times \frac{dy}{ds}}{u}$ ; & le temps

par  $Nm'$ , fera  $\frac{ds + Nm \times \frac{dy + ddy}{ds}}{u + du}$ . On aura donc

$$\frac{ds - Nm \times \frac{dy}{ds}}{u} + \frac{ds + Nm \times \frac{dy + ddy}{ds}}{u + du} - \frac{ds}{u} - \frac{ds}{u + du} = 0,$$

équation qui se réduit à  $\frac{Nm}{ds} \left( \frac{dy + ddy}{u + du} - \frac{dy}{u} \right) = 0$

ou  $d\left(\frac{dy}{u}\right) = 0$ ; donc, en intégrant,  $\frac{dy}{u} = \frac{ds}{C}$  ou

$C dy = u ds$ . Mais (466) puisque la vitesse  $u$  est la même que celle que le mobile auroit acquise en tombant de la hauteur  $AP$ , on a  $u u = 2px$ ; donc  $C dy = ds \sqrt{2px}$  &  $C^2 dy^2 = 2px ds^2 = 2px (dx^2 + dy^2)$ , d'où l'on tire

$$dy = \frac{dx \sqrt{2px}}{\sqrt{C^2 - 2px}}$$

Pour déterminer la constante  $C$ , on observera que lorsque  $\sqrt{2px} = C$ , on a  $dy = ds$ ; donc si l'on appelle  $V$  la vitesse que le corps aura au point où  $\sqrt{2px} = C$ , l'équation  $C dy = u ds$ , est alors  $C ds = V ds$ , qui donne  $C = V$ . Et si l'on appelle  $b$ , la hauteur correspondante  $AC$ , on

$$a V V = 2pb, \text{ donc } C C = 2pb. \text{ Donc } dy = \frac{dx \sqrt{2px}}{\sqrt{2pb - 2px}},$$

$$\text{ou } dy = \frac{dx \sqrt{x}}{\sqrt{b-x}}, \text{ équation de la courbe : mais pour mieux}$$

reconnoître cette courbe, donnons une autre forme à cette équation.

Imaginons, par le point  $R$  où  $dy = ds$ , la verticale  $RD$ ; & ayant prolongé  $PM$ , en  $O$ , nommons  $AD, a$ ;  $OR, x'$ ;  $OM, y'$ . Nous aurons  $x = b - x'$ ,  $y = a - y'$ ;  $dx = -dx'$ ;  $dy = -dy'$ ;

substituant ces valeurs, on a  $dy' = \frac{dx' \sqrt{(b-x')}}{\sqrt{x'}}$

$$= \frac{b dx' - x' dx'}{\sqrt{b x' - x' x'}} = \frac{\frac{1}{2} b dx' - x' dx'}{\sqrt{b x' - x' x'}} + \frac{\frac{1}{2} b dx'}{\sqrt{b x' - x' x'}}. \text{ Donc}$$

$$y' = C' + \sqrt{b x' - x' x'} + \int \frac{\frac{1}{2} b dx'}{\sqrt{b x' - x' x'}}$$

Concevons que sur  $DR$ , ou  $b$ , comme diamètre, on ait décrit le demi-cercle  $DER$ . On aura  $OE = \sqrt{b x' - x' x'}$ ,

& l'arc  $RE = \int \frac{\frac{1}{2} b dx'}{\sqrt{b x' - x' x'}}$ ; on a donc en général

$$OM = C' + OE + RE.$$

Pour déterminer la constante  $C'$ ; il faut remarquer que lorsque  $x' = 0$ , on doit avoir  $y' = 0$ . Donc puisqu'alors  $OE$  &  $RE$  deviennent zéro; on a  $C' = 0$ , Donc  $OM = OE + RE$ ;

donc

donc (37) la courbe cherchée est une demi-cycloïde ordinaire dont le cercle générateur est  $DER$ , & dont  $AD$  est la demi-base. La seule chose qui reste à déterminer, c'est  $b$ ; car il n'y a rien autre chose de donné que les deux points  $A$  &  $B$ , par lesquels le corps doit passer. Or voici comment on déterminera  $b$ .

Ayant mené la verticale  $BK$  qui rencontre en  $K$  l'horizontale  $AK$  menée par le point  $A$ , on décrira sur  $AK$  comme demi-base, la demi-cycloïde  $AVT$ ; c'est-à-dire, une demi-cycloïde dont le cercle générateur ait  $AK$  pour longueur de sa demi-circonférence. Et ayant mené  $AB$  qui coupe cette cycloïde en  $V$ , on menera  $VK$ , à laquelle on menera par le point  $B$ , la parallèle  $BD$  qui déterminera  $AD$  pour la demi-base de la cycloïde cherchée; c'est-à-dire, pour la demi-circonférence de son cercle générateur. Cette construction est fondée sur ce que les cycloïdes  $AVT$ ,  $ABR$ , qui ont leurs bases sur  $AD$ , & qui ont le point  $A$  commun, sont semblables; ce qui est facile à démontrer.

480. Nous avons supposé que le mobile n'avoit aucune vitesse en partant du point  $A$ . Mais s'il avoit déjà reçu quelque vitesse suivant une direction donnée, l'origine de la courbe seroit plus élevée: l'équation  $Cdy = u ds$  trouvée ci-dessus, donne  $\frac{u}{C} = \frac{dy}{ds}$ , qui fait voir que la constante  $C$  doit être telle que divisant la vitesse initiale, elle donne la valeur du sinus de l'angle, que la direction de cette vitesse initiale fait avec la verticale, condition qui, avec celle que le mobile doit passer par  $A$  & par  $B$ , déterminera la cycloïde convenable à ce cas.

481. Outre la propriété qu'a la cycloïde, d'être la courbe de la plus vite descente dans un milieu non résistant, elle en a encore plusieurs autres très-remarquables. Elle a, par exemple, cette propriété singulière, que quelque soit le point  $X$  d'où un corps commence à descendre dans la concavité de cette courbe, il arrive toujours au point le plus bas  $R$ , dans un même temps. Voici comment on lui trouve cette propriété.

En nommant  $t$ , le temps, &  $s$ , l'arc  $RM$  correspondant

I

au point quelconque  $M$  où le corps se trouve au bout du temps  $t$ ; on a (468),  $dt = -\frac{ds}{u}$ . Or en nommant  $b'$ , la hauteur de  $X$  au-dessus de l'horizontale  $OM$ , on a  $u = \sqrt{2p(b' - x')}$ ; d'ailleurs il est facile de conclure de la valeur trouvée, ci-dessus, pour  $dy'$ , que  $ds = \frac{dx' \sqrt{b'}}$ ; donc  $dt = -\frac{dx' \sqrt{b'}}{\sqrt{2p(b' - x')}} = -\sqrt{\frac{b'}{2p}} \times \frac{1}{\sqrt{\frac{1}{2}b'}} \times \frac{\frac{1}{2}b' dx'}{\sqrt{b'x' - x'^2}}$ ; donc  $t = C - \frac{2}{b'} \sqrt{\frac{b'}{2p}} \times \int \frac{\frac{1}{2}b' dx'}{\sqrt{b'x' - x'^2}}$  d'où l'on conclura en raisonnant comme on l'a fait (488), & nommant  $T$  le temps total employé à venir de  $X$  en  $R$ ,  $T = \frac{2}{b'} \times \sqrt{\frac{b'}{2p}} \times \frac{b'c}{2}$   $c$  étant le rapport de la circonférence au diamètre. Donc  $T = c \sqrt{\frac{b'}{2p}}$ ; c'est-à-dire, que le temps  $T$  est indépendant de la hauteur  $b'$  d'où le corps est parti.

### *Du Mouvement en ligne courbe, en général.*

482. Puisqu'un corps qui a été mis une fois en mouvement, doit (abstraction faite de tout obstacle) persévérer dans cet état de mouvement, avec la même vitesse & la même direction; il s'ensuit qu'un corps ne peut décrire une ligne courbe, à moins qu'il ne survienne une force ou un obstacle qui change à chaque instant la direction de son mouvement.

Si la force qui agit sur le mobile suivant

une direction différente de celle qu'il suit, agit à des intervalles de temps, finis, & communique à chaque intervalle de temps, une vitesse finie; le corps décrira un polygone. Par exemple, si lorsque le corps qui décrit la ligne  $AB$  (*Fig. 43*) est arrivé en  $B$ , il reçoit une impulsion capable de lui faire décrire  $BE$ , dans le même temps; au lieu de décrire  $BD = AB$ , comme il l'auroit fait sans cette nouvelle force, il décrira (223) la diagonale  $BC$  du parallélogramme  $BECD$ . Et si lorsqu'il est arrivé en  $C$ , & qu'il tend à décrire  $CG$  égale & en ligne droite avec  $BC$ , une nouvelle force vient à agir sur lui, suivant  $CH$ , & tend à lui faire décrire  $CH$  dans le même temps, il décrira réellement la diagonale  $CF$  du parallélogramme  $CHFG$ , & ainsi de suite; en sorte que par la suite des dérangements qu'il aura reçus, il aura décrit les côtés  $AB$ ,  $BC$ ,  $CF$ , &c. du polygone.

483. Mais si le mobile ayant reçu d'abord une vitesse finie, la force qui le détourne, agit sans interruption; ou, ce qui revient au même, si elle agit à des intervalles de temps infiniment petits; & si en même temps, à chaque intervalle, elle imprime des degrés de vitesse infiniment petits; alors les côtés  $BC$ ,  $CF$  décrits

pendant la durée de chaque instant, seront infiniment petits; & les lignes  $BE$ ,  $CH$  qui marquent les actions infiniment petites de la force qui fait varier le mouvement, devant être infiniment petites en comparaison de celles  $BC$ ,  $CF$  qui marquent la vitesse actuelle du mobile, les angles  $BCE$ ,  $CFH$ , ou leurs égaux  $DBC$ ,  $GCF$ , seront infiniment petits; la trace du mobile sera donc une ligne courbe. D'où l'on voit qu'il ne suffit pas, pour qu'un corps décrive une ligne courbe, que la force agisse à chaque instant infiniment petit; il faut encore que l'action qu'elle exerce suivant sa propre direction, à chaque instant, soit infiniment petite. Telle est l'action que la pesanteur exerce à chaque instant: telle est la résistance des fluides, à chaque instant du mouvement.

484. Soit que la force qui agit sur le mobile, soit une force active, comme la pesanteur; soit qu'elle soit une force passive comme la résistance d'un point fixe, ou d'un fluide en repos, ou de tout autre obstacle; on est toujours maître de considérer le mouvement, comme une suite de mouvements composés, comme dans l'exemple que nous venons de rapporter, ou bien de le considérer comme une suite de mouve-

ments décomposés, de la maniere suivante.

Par exemple, lorsque le mobile arrivé en  $B$  (*Fig. 44*) est près de recevoir l'action de la force  $BE$ ; je puis (225) concevoir que le mouvement  $BD$  qu'il auroit eu, sans cette nouvelle force, est décomposé en un mouvement  $BC$  qu'il doit prendre réellement, & un autre mouvement  $BI$  qui ne doit rien produire, & qui par conséquent doit être égal & directement opposé à l'effort  $BE$ . Pareillement, lorsque le corps sera arrivé en  $C$ , je concevrai le mouvement  $CG$  qu'il auroit eu sans la force  $CH$ , comme décomposé en un mouvement  $CF$  qu'il aura réellement, & un mouvement  $CK$  égal, & directement opposé à l'effort  $CH$ .

Dans quelque cas que ce soit, on peut toujours envisager le mouvement, de telle de ces deux manieres, que l'on voudra. Mais si l'on veut l'envisager de la maniere la plus conforme à la nature; c'est de la premiere maniere qu'il faut l'envisager, lorsque la force qui fait changer le mouvement, est une force active, comme la pesanteur. Et lorsqu'au contraire cette force est une résistance, comme celle d'un point fixe, &c; c'est de la seconde maniere qu'il faut l'envisager.

485. Un corps qui se meut en ligne courbe, peut donc à chaque instant être considéré comme se mouvant sur la tangente au point où il se trouve ; & si la force qui le détourne à chaque instant, cessoit d'agir, il persévéreroit à se mouvoir, suivant cette tangente.

486. On appelle, en général, force *centrale*, la force qui détourne le corps, à chaque instant, pour lui faire décrire une ligne courbe. Si en considérant le mouvement par rapport à un point fixe, la force tend à approcher le corps de ce point, on l'appelle force *centripète* ; & au contraire on l'appelle force *centrifuge*, lorsqu'elle tend à l'éloigner de ce point.

487. Puisqu'un corps qui décrit une ligne courbe, cesseroit de la décrire, & poursuivroit son mouvement suivant la tangente, si la force centrale cessoit d'agir ; on voit donc qu'à l'égard du point quelconque *A* (*Fig. 45*) pris du côté de la concavité, le mobile *M*, en vertu de son mouvement sur la courbe, a véritablement une force centrifuge, puisque tendant à se mouvoir suivant *MT*, il tend à s'éloigner du point *A*, vers lequel il ne peut être ramené que par l'action de la force centrale.



*Du Mouvement dans le Cercle.*

488. Pour qu'un corps  $A$  libre & sans pesanteur (*Fig. 46*) frappé suivant la direction quelconque  $PA$  puisse décrire un cercle, en vertu de la vitesse imprimée & d'une force constamment dirigée au point fixe  $C$ ; il faut d'abord que la direction  $PA$  soit perpendiculaire à la ligne  $AC$  qui joint le point  $A$  de départ, & le point  $C$ . Mais cette condition ne suffit pas; il faut encore que la vitesse imprimée ait une certaine mesure.

Supposons que la ligne infiniment petite  $AB$  soit l'espace qu'il auroit décrit dans un instant sans l'action de la force centrale; & que (483) la ligne infiniment plus petite  $AD$ , marque l'espace que la force centrale agissant sans interruption, lui feroit décrire dans ce même instant. Comme  $AB$  est infiniment petite, on peut regarder la force centrale, comme agissant sur le mobile, parallèlement à  $AD$ ; donc si l'on mène  $Bb$  parallèle à  $AD$ , il faut que la vitesse  $AB$  soit telle que la quantité  $Bb$  dont elle auroit écarté le corps, soit égale à celle  $AD$  dont la force centrale peut le ramener. Voyons donc, comment par cette condition, on peut déterminer le

rapport de la force centrale, à la vitesse imprimée.

Prolongeons le rayon  $AC$  jusqu'à ce qu'il rencontre, en  $E$ , la circonférence. Par la nature du cercle, on aura  $\overline{Db}^2 = AD \times DE$ . Mais puisque  $AB$  est infiniment petite,  $DE$  doit être regardée comme égale à  $AE$  ou  $2CA$ , on a donc  $\overline{Db}^2$  ou  $\overline{AB}^2 = AD \times 2CA$ .

Représentons par  $V$  la vitesse imprimée; alors (210) nous aurons  $AB = V dt$ . Donc  $V^2 dt^2 = \overline{AB}^2 = AD \times 2CA$ .

Représentons par  $g$ , la vitesse que la force centrale feroit naître, en une seconde de temps, dans un mobile soumis à son action seule répétée également à chaque instant. Alors (197) l'espace qu'elle fera décrire pendant l'instant  $dt$ , sera  $\frac{g dt^2}{2}$ . On aura donc  $AD = \frac{g dt^2}{2}$ ; donc  $V^2 dt^2 = \frac{g dt^2}{2} \times 2CA$  ou  $V^2 = g \times CA$ . Soit  $h$  la hauteur, d'où un corps pesant devrait tomber pour acquérir la vitesse  $V$ ; &  $p$  la vitesse que la pesanteur donne dans une seconde; on aura  $V^2 = 2ph$  (207). Donc  $2ph = g \times CA$ ; ce qui donne  $g : p :: 2h : CA :: h : \frac{1}{2} CA$ ; c'est-à-dire, que pour qu'un corps libre &

sans pesanteur décrive une circonférence de cercle d'un rayon déterminé, en vertu d'une force dirigée à son centre, & d'une vitesse primitivement imprimée; il faut que la force centrale soit à la pesanteur, comme la hauteur d'où un corps pesant devoit tomber pour acquérir la vitesse imprimée, est à la moitié du rayon. Ainsi, si la vitesse imprimée, & la force centrale n'ont point entr'elles le rapport nécessaire pour cela, le corps ne peut décrire une circonférence de cercle. Mais si ce rapport a lieu, le corps décrira l'arc *Ab*.

489. Puisqu' la force centrale est dirigée au centre *C*, elle est perpendiculaire à l'arc; elle ne tend donc ni à augmenter, ni à diminuer la vitesse du corps. Donc lorsque le corps sera arrivé au point *b*, il se trouvera à l'égard de la force centrale, dans les mêmes circonstances qu'au point *A*. D'où l'on conclura que *si un corps décrit une circonférence de cercle, en vertu d'une force dirigée au centre, & d'une vitesse imprimée; sa vitesse est uniforme, & la force centrale est constante.*

490. Si le corps n'est pas libre; si, par exemple, le corps *A* (*Fig. 47*) est retenu au point fixe *C*, par le moyen d'un fil inextensible, ou d'une verge. Alors si on lui

donne une impulsion suivant quelque direction que ce soit, tendante à l'écarter du centre, il décrira nécessairement la circonférence qui a  $CA$  pour rayon ; & voici comment on doit concevoir que se passe ce mouvement. En quelque point  $A$  que le corps soit arrivé, il tend à se mouvoir suivant la tangente  $AB$  (485). Puis donc qu'il ne peut suivre ce mouvement, il faut (318) que celui-ci se décompose en deux autres, l'un  $Ab$  suivant la circonférence, & qui sera celui qui aura lieu ; & l'autre  $AD$  qui soit détruit ; il faut donc que ce dernier soit dirigé suivant  $CAD$ , puisqu'il n'y a que la résistance du point fixe pour le détruire. Le mouvement se passera donc comme dans le cas précédent, avec cette différence seulement que la force centrale, au lieu d'être centripète, est centrifuge. Ainsi tout ce que nous avons dit du premier cas, a lieu pour celui-ci ; c'est-à-dire, 1° que le mouvement sera uniforme ; 2° que la force centrifuge sera la même en chaque point de la circonférence, ou que le fil sera constamment tendu avec la même force ; 3° que la force centrifuge, sera à la pesanteur, comme la hauteur d'où un corps pesant devoit tomber pour acquérir la vitesse actuelle du mobile  $A$ , est à la moitié du rayon  $CA$ .

Par exemple, supposant qu'un corps d'une livre, circule à l'extrémité d'une corde de 5 pieds, avec une vitesse de 30, 2 pieds par seconde. La hauteur due à cette vitesse étant 15, 1 pied, la force centrifuge de ce corps sera à sa pesanteur comme 15, 1 :  $\frac{5}{2}$  :: 30, 2 : 5 :: 6,04 : 1 ; donc ce poids d'une livre, tend la corde, comme le feroit un poids immobile de 6 livres &  $\frac{4}{100}$  ; puisque les forces ou quantités de mouvement que le même corps *A* peut avoir en vertu de sa pesanteur & de sa force centrifuge, sont entr'elles, comme les vitesses *g* & *p* que ces deux forces peuvent engendrer dans un même temps.

491. Il est donc facile maintenant, de comparer entr'elles les forces centrifuges de deux mobiles quelconques qui décrivent des circonférences quelconques, avec des vitesses données, ou dans des temps donnés.

En effet, l'équation  $V^2 = g \times CA$  que nous avons trouvée ci dessus, donne  $g = \frac{V^2}{CA}$ . Or puisque *g* exprime la vitesse que la force centrale feroit naître, en une seconde de temps, dans le mobile, si elle agissoit sur lui sans interruption & également à chaque instant,  $g dt$  fera la vitesse qu'elle engendreroit pendant un instant. Et  $A \times g dt$ , fera

la quantité de mouvement qu'elle donneroit à chaque instant au mobile ; donc cette quantité de mouvement sera  $\frac{A \times V^2 dt}{CA}$ , en mettant pour  $g$  sa valeur. Donc si l'on appelle  $F$  la force centrifuge absolue, ou cette quantité de mouvement, pour le corps  $A$ , on aura  $F = \frac{A \times V^2 dt}{CA}$  ; ou bien, en nommant  $R$ , le rayon  $CA$ ,  $F = \frac{AV^2 dt}{R}$ . Donc pour une autre masse  $A'$  qui décriroit avec une vitesse  $V'$ , une circonférence qui auroit  $R'$  pour rayon, on auroit  $F' = \frac{A'V'^2 dt}{R'}$ , en nommant  $F'$  sa force centrifuge. Donc  $F : F' :: \frac{AV^2 dt}{R} : \frac{A'V'^2 dt}{R'}$  ou  $:: \frac{AV^2}{R} : \frac{A'V'^2}{R'}$  ; c'est-à-dire, en général, que les forces centrifuges de deux mobiles, sont entre-elles comme les masses multipliées par les quarrés des vitesses, & divisées par les rayons des circonférences décrites.

492. Soient  $C$  &  $C'$  ces circonférences ;  $T$  &  $T'$  les temps que les deux mobiles emploient à faire une révolution. Puisque ces mouvements sont uniformes, on aura  $V = \frac{C}{T}$ ,  $V' = \frac{C'}{T'}$ , (184). Et puisqu'en représentant le rapport du rayon à la circonférence par celui de 1 à  $c$ , on a  $C = cR$ ,

&  $C' = cR'$ ; donc  $V = \frac{R}{T}$ , &  $V' = \frac{cR'}{T'}$ ; substituant pour  $V$  &  $V'$  ces valeurs, dans la proportion que nous venons de trouver, on a  $F : F' :: \frac{Ac^2R^2}{RT^2} : \frac{A'c'^2R'^2}{R'T'^2} :: \frac{AR}{T^2} : \frac{A'R'}{T'^2}$ ; donc les forces centrifuges sont comme les masses multipliées par les rayons, & divisées par les quarrés des temps des révolutions.

493. D'après le rapport que nous avons établi (488) entre la pesanteur & la force centrifuge, & l'exemple que nous avons donné (490), on voit donc que lorsqu'un corps solide, ou plusieurs corps solides liés entre-eux, tournent autour d'un point fixe, les parties de ces corps tendent à se désunir, en s'éloignant du centre; que cet effort peut surpasser considérablement leurs poids. Et ce que nous venons de démontrer (492) fait voir que s'ils achevent leurs révolutions en même temps, leurs forces centrifuges sont proportionnelles aux masses multipliées par les rayons; en sorte que les parties égales font d'autant plus d'effort pour se détacher, qu'elles sont plus éloignées du centre de rotation.

Donc si un fluide pesant ou non pesant, circule, les parties font un effort continu pour s'échapper & s'éloigner du cen-

tre, enforte que si le fluide est renfermé dans un vase, & que l'on fasse une ouverture à quelque distance du centre que ce soit, le fluide s'échappera. Par exemple, l'eau contenue dans le tambour  $ADFC$  (*Fig. 48*), étant agitée circulairement autour de l'axe  $GH$ , presse la surface convexe; & cette pression se répandant partout (327) si l'on fait une ouverture en quelque point  $R$ , elle jaillira par cette ouverture.

49<sup>a</sup>. C'est d'après ce principe que l'on a imaginé les soufflets continus que l'on a proposés pour renouveler l'air dans les vaisseaux. Le tambour fixe  $ABC$  (*Fig. 49*) est ouvert dans sa partie  $AC$  où il reçoit le tuyau  $FAC$ . La roue dentée  $Z$  portée par le montant  $DR$ ; tourne par le moyen de la manivelle  $E$ , & engrène dans une lanterne  $X$  dont l'arbre porte les ailes  $ae$ ,  $bf$  &c. d'un volant, (*Fig. 50*) placé dans l'intérieur du tambour. Celles-ci, en tournant, impriment à l'air un mouvement de rotation & une force centrifuge qui l'oblige de sortir par  $F$ . Près du centre  $X$  (*Fig. 49*) sont plusieurs trous  $P$ ,  $Q$ , &c. par lesquels il entre de nouvel air, qui à son tour est chassé de même. Ainsi l'ouverture  $F$  du tuyau  $FAC$  aboutissant hors de la



cale, on peut faire sortir l'air infect, & y faire succéder un air pur. Ceux qui voudront connoître les autres moyens qu'on a imaginés pour purifier ou renouveler l'air dans les vaisseaux, peuvent consulter l'ouvrage de M. *Duhamel*, qui a pour titre : *Moyens de conserver la santé aux Equipages* ; & un Mémoire de M. *Bigot de Morogues*, qui a pour titre : *Sur la corruption de l'air dans les vaisseaux* ; *Mémoires présentés à l'Académie*, tome I.

495. Une masse fluide dont les parties ne seroient sollicitées par d'autres forces que par une tendance vers un point fixe  $C$  (*Fig. 51*), & qui auroit une figure sphérique dont  $C$  seroit le centre, conserveroit constamment cette figure, si cette tendance ou pesanteur vers le point  $C$ , étoit la même à distances égales de  $C$  ; cela est évident. Mais si cette masse a en même temps un mouvement de rotation autour d'une droite quelconque  $AB$ , elle ne pourra plus conserver cette figure. En effet, une particule quelconque  $M$  décrivant, alors, un cercle qui a pour rayon  $PM$ , a une certaine force centrifuge qui tend à l'éloigner du centre  $P$ , avec un effort proportionné à sa distance  $PM$  (492). Donc si l'on représente cet effort par  $Mm$ , & que l'effort de

la pesanteur ou de la tendance vers  $C$  soit représenté par  $MO$ , en imaginant le parallélogramme  $mMOR$ ,  $MR$  sera la direction suivant laquelle la particule  $M$  est sollicitée à se mouvoir; & comme la force  $MO$  restant la même pour chaque particule située à la surface, la force  $Mm$  varie, & diminue à mesure qu'on s'éloigne du grand cercle ou de l'équateur représenté par  $EQ$ , il est visible que les forces absolues  $MR$ , qui sollicitent véritablement ces particules, sont toutes différentes, & dirigées vers différents points. La masse doit donc perdre sa figure sphérique. Mais quelle que soit celle qu'elle pourra prendre, elle doit (329) être telle que la force absolue  $MR$  qui sollicite chaque particule de la surface, soit perpendiculaire à cette nouvelle surface; donc la nouvelle figure  $TVN$  que prendra la masse, doit être telle que  $MR$  lui soit perpendiculaire; donc cette masse doit être aplatie vers les pôles  $X$  &  $V$ , & renflée au contraire dans le sens de l'équateur, qui au lieu d'être  $EQ$ , deviendra  $TN$ .

Ceci est précisément le cas de la terre qui, soit qu'elle ait été primitivement fluide, soit qu'elle ait été en partie solide, & en partie fluide, a dû avoir originairement une figure aplatie; sans quoi, en vertu des  
forces

forces centrifuges des différentes parties, il y auroit eu un bouleversement général jusqu'à ce que le tout eût pris la figure aplatie convenable au mouvement de rotation.

*MO* est la vraie direction de la pesanteur, non pas de celle dont nous appercevons les effets ; mais de celle qui auroit lieu, sans la rotation de la terre. *MR* est celle dont nous appercevons les effets, & c'est suivant cette ligne que tombent les corps situés près de la surface de la terre vers *M*. Ainsi la pesanteur actuelle ne sollicite pas les corps à descendre vers le centre de la terre. Mais comme les observations ont constaté que l'aplatissement de la terre est petit, eu égard au rayon de l'équateur, le point *S* differe peu du point *C*.

Comme l'angle *mMO* est nécessairement obtus, il est facile de voir que *MR* est toujours plus petite que *MO*, & d'autant plus petite que le point *M* est plus près de l'équateur ; enforte que la pesanteur va en diminuant depuis les pôles jusqu'à l'équateur. Donc (471) la longueur du pendule qui bat les secondes, n'est pas la même dans tous les lieux de la terre ; elle doit diminuer à mesure qu'on s'approche de l'équateur.

K

Aux pôles, où la force centrifuge est nulle, la pesanteur agit comme elle le feroit si la terre étoit immobile. A l'équateur, où la force centrifuge est directement opposée à la pesanteur primitive, la pesanteur est diminuée de toute la quantité de la force centrifuge. Dans les lieux intermédiaires, la diminution de la pesanteur décroît par deux causes; la première, parce que la force centrifuge n'étant pas directement opposée à la pesanteur primitive, n'en consume qu'une partie d'autant moindre que l'arc  $MT$  est plus grand; la seconde, parce que la force centrifuge diminue à proportion que le point  $M$  s'éloigne plus de l'équateur.

496. Ce que nous venons de dire de la mesure de la force centrifuge dans le cercle, appartient également à la force centrifuge d'un corps qui décrit une courbe quelconque; toute la différence est, que la force centrifuge est différente en chaque point; mais elle est toujours déterminée par l'équation  $2ph = g \times R$ , en nommant  $R$  le rayon de la développée; c'est-à-dire, le rayon du cercle qui mesure la courbure de la courbe, en chaque point. Par-là on peut résoudre facilement cette question.

497. Trouver la courbe  $OMB$  (Fig. 52) le long de laquelle un corps descendant, tant en vertu de sa pesanteur, qu'en vertu d'une vitesse primitivement imprimée, presseroit également en chaque point.

Si le corps n'avoit point de pesanteur, il n'en presseroit pas moins la courbe, en vertu de sa vitesse imprimée, par l'effet de sa force centrifuge. Mais, à cette force il se joint une partie de la pesanteur qui étant dirigée suivant une ligne verticale  $MQ$ , se décompose en une force  $MS$  suivant

la courbe, qui accélère le mouvement du corps; & une autre force  $MR$  qui presse la courbe. En sorte que celle-ci est pressée par l'action réunie de la force centrifuge & de la force  $MR$ .

Soit  $AP = x$ ,  $PM = y$ , l'arc  $OM = s$ ;  $p$  la vitesse que la pesanteur imprime dans une seconde de temps; & par conséquent  $p dt$  celle qu'elle imprime dans l'instant  $dt$ ; on a donc  $MQ = p dt$ . Or les triangles semblables  $Mtm$ ,  $MKQ$ , donnent  $MR = \frac{p dt dy}{ds}$ . Mais l'équation  $2ph = gR$  (dans laquelle  $R$  marque le rayon de la développée en  $M$ ) donne  $g = \frac{2ph}{R}$ ; &  $g$  étant la vitesse que la force centrifuge feroit naître en une seconde de temps, dans un mobile sur lequel elle agiroit égale ment & sans interruption pendant ce temps,  $g dt$  est la vitesse qu'elle donne au corps pendant l'instant  $dt$  ou pendant qu'il parcourt  $Mm$ ; donc la vitesse avec laquelle le mobile tend à s'éarter de la courbe, est  $g dt + \frac{p dt dy}{ds}$ , ou (en mettant pour  $g$ , sa valeur) est  $\frac{2ph dt}{R} + \frac{p dt dy}{ds}$ . Donc en nommant  $M$  la masse du mobile,  $\frac{2Mph dt}{R} + \frac{Mpdtdy}{ds}$  est la pression qu'il exerce sur le point  $M$ . Puis donc, qu'on veut que cette pression soit la même par tout; si l'on appelle  $M'$  la masse dont le poids  $M'p dt$  est toujours équivalent à cette pression, on aura  $\frac{2Mph dt}{R} + \frac{Mpdtdy}{ds} = M'p dt$ , ou  $\frac{2h}{R} + \frac{dy}{ds} = \frac{M'}{M}$ .

Cela posé, (466), la hauteur  $h$  due à la vitesse que le corps a, en  $M$ , est  $HP$ , ou  $a + x$ , en nommant  $a$  la hauteur  $AH$  due à la vitesse au point  $O$  du départ; & (76) le rayon de la développée est  $\frac{ds^3}{dx^2 d\left(\frac{dy}{dx}\right)}$ . On a donc

K 2

$$2(a+x) dx^2 d\left(\frac{dy}{dx}\right) \frac{dx^2}{ds^3} + \frac{dy}{ds} = \frac{M'}{M}$$

Comme on n'a rien supposé constant, dans cette équation, nous pouvons, pour faciliter l'intégration, supposer constante, telle différentielle que nous voudrons. Supposons

$ds$  constante. Alors on a  $dd s$  ou  $d\sqrt{dx^2 + dy^2} = 0$ ; qui donne  $dx ddx + dy ddy = 0$ , ou  $ddx = -\frac{dy ddy}{dx}$ .

Or  $dx^2 d\left(\frac{dy}{dx}\right) = dx^2 \left(\frac{dx ddy - dy ddx}{dx^2}\right)$ ; donc

$dx^2 d\left(\frac{dy}{dx}\right) = \frac{ds^2}{dx} ddy$ . Notre équation se change donc

en  $2(a+x) ddy + dx dy = \frac{M'}{M} ds dx$ ; ou, en divisant

par  $2(a+x)^{\frac{1}{2}}$ ,  $(a+x)^{\frac{1}{2}} ddy + \frac{1}{2}(a+x)^{-\frac{1}{2}} dx dy = \frac{M'}{M} \times \frac{1}{2}(a+x)^{-\frac{1}{2}} ds dx$ , dont l'intégrale est. . . .

$$(a+x)^{\frac{1}{2}} dy = \frac{M'}{M} (a+x)^{\frac{1}{2}} ds + C ds.$$

Pour déterminer la constante  $C$ , supposons que la tangente de la courbe au point de départ  $O$ , fasse avec la verticale un angle dont le sinus soit  $q$ ; comme ce sinus est d'ailleurs

exprimé par  $\frac{dy}{ds}$  on aura  $q = \frac{M'}{M} + \frac{C}{\sqrt{a}}$ ; donc. . . .

$C = (q - \frac{M'}{M}) \sqrt{a}$ . Regardant donc  $C$ , comme déterminé, nous aurons  $ds = \frac{(a+x)^{\frac{1}{2}} dy}{\frac{M'}{M} (a+x)^{\frac{1}{2}} + C}$ , &  $ds^2$

ou  $dx^2 + dy^2 = \frac{(a+x) dy^2}{\left(\frac{M'}{M} (a+x)^{\frac{1}{2}} + C\right)^2}$ ; donc. . . .

$dx \left(\frac{M'}{M} (a+x)^{\frac{1}{2}} + C\right)$

$dy = \frac{dx \left(\frac{M'}{M} (a+x)^{\frac{1}{2}} + C\right)}{\sqrt{a+x - \left(\frac{M'}{M} (a+x)^{\frac{1}{2}} + C\right)^2}}$ ; équation

tion qui s'intègre exactement lorsque  $M' = M$ , dans tout autre cas, elle dépend des logarithmes, ou des arcs de cercle, selon que  $M'$  est plus petit ou plus grand que  $M$ ; c'est ce que l'on verra aisément en rendant le second membre rationnel.

Il n'y auroit de différence que pour l'intégration, si au lieu de supposer que la pression est constante, on exigeoit qu'elle variât suivant une loi donnée. Alors  $\frac{M'}{M}$ , seroit une quantité variable, dont la loi seroit donnée. Par exemple, si l'on vouloit que la pression, en chaque point, fût comme la vitesse;  $\frac{M'}{M}$  seroit proportionnelle à  $a + x^{\frac{1}{2}}$ . On mettroit donc, dans la première équation différentielle,  $k(a + x)^{\frac{1}{2}}$ , au lieu de  $\frac{M'}{M}$ ,  $k$  étant une quantité donnée; & l'on intégreroit.

### *Du Mouvement des Projectiles.*

498. PAR *Mouvement des Projectiles*, nous entendons celui que prennent les corps qui ayant été lancés avec une force quelconque, sont ensuite abandonnés à l'action de leur pesanteur, & à la résistance du fluide qui remplit l'espace, ou le *milieu* dans lequel ils se meuvent, lorsque ce milieu est occupé par un fluide. Voyons d'abord quelle seroit la courbe que décriroient les projectiles, si le milieu dans lequel ils se meuvent, ne résistoit pas.

Imaginons donc qu'au point *A* (*Fig. 53*) on ait lancé un mobile suivant la direction

$AZ$ , & avec une vitesse quelconque. Si la pesanteur n'agissoit pas, il se mouvroit uniformément sur la droite  $AZ$ . Mais comme la pesanteur agit sans interruption, il ne fera sur la droite  $AZ$  que pendant un temps infiniment petit, & décrira, au lieu de  $AZ$ , une ligne courbe  $ABC$  dont  $AZ$  sera tangente au point  $A$ , puisque  $AZ$  est une des directions instantanées, du mobile.

Pour déterminer la nature de cette ligne courbe, je suppose que  $AE$  est la vitesse imprimée, ou le nombre de pieds que le mobile décriroit par chaque seconde s'il conservoit toujours cette vitesse; & au moment où il part du point  $A$ , je conçois cette vitesse composée de deux autres, l'une  $AD$  horizontale, & l'autre  $AF$  verticale. Il est clair que la direction de la pesanteur étant verticale ou perpendiculaire à  $AD$ , l'action de la pesanteur, ne tend ni à diminuer ni à augmenter la vitesse  $AD$ ; que par conséquent, quelque part où se trouve le mobile dans la suite de son mouvement, il conservera constamment une même vitesse parallèlement à l'horison. Quant à la vitesse suivant  $AF$ , lorsque le mobile en vertu de sa vitesse constante parallèlement à l'horison, se trouvera s'être avancé d'une quantité



égale à  $AP$ , il ne se trouvera pas élevé à une hauteur  $PN$  égale à celle où il seroit arrivé sans l'action de la pesanteur, mais à quelque point  $M$  plus bas, dans la même ligne verticale  $PN$ ; parce que sa vitesse dans le sens vertical étant directement contraire à celle de la pesanteur, l'espace qu'il décriroit en vertu de cette vitesse verticale, doit être diminué de tout ce que l'action de la pesanteur pourroit faire décrire à un mobile en pareil temps.

Nommons donc  $V$  la vitesse imprimée suivant  $AZ$ , ou le nombre de pieds que le projectile décriroit uniformément, à chaque seconde, en vertu de cette vitesse, &  $t$  le temps, ou le nombre de secondes ou de parties de seconde qu'il emploieroit à venir de  $A$ , au point quelconque  $N$ . On aura  $AN = Vt$ , (185).

Soit  $p$  la vitesse que la pesanteur donne en une seconde de temps,  $\frac{p t^2}{2}$  fera l'espace qu'un corps pesant décrira dans le nombre  $t$  de secondes (197). Donc si  $M$  est le point où le corps arrive réellement au bout du temps  $t$ , on aura  $NM = \frac{1}{2} p t^2$ .

Par le point  $A$ , menons la verticale  $AX$  & par le point  $M$ , la ligne  $MQ$  parallèle à la tangente  $AZ$ ; nommons  $AQ$ ,  $x'$ , &

K. 4

$QM$  qui est égale à  $AN$ ,  $y'$ . Nous aurons donc  $x' = \frac{1}{2} p t^2$ , &  $y' = V t$ . Si de cette dernière équation on tire la valeur de  $t$ , pour la substituer dans la première, on aura  $x' = \frac{\frac{1}{2} p y'^2}{V^2}$ , ou  $\frac{V^2}{\frac{1}{2} p} x' = y'^2$ . Mais (207)  $\frac{V^2}{2p}$  exprime la hauteur dont un corps pesant devoit tomber pour acquérir la vitesse  $V$ ; donc si on appelle  $h$  cette hauteur, on aura  $\frac{V^2}{2p} = h$ , & par conséquent  $\frac{V^2}{\frac{1}{2} p} = 4h$ ; donc  $4h x' = y'^2$ . Donc chaque point  $M$  de la courbe  $AMC$ , a cette propriété, que le carré de l'ordonnée  $y'$  ou  $QM$  parallèle à la tangente  $AZ$ , est égal au produit de l'abscisse  $AQ$ , par une ligne constante  $4h$ ; donc (*Alg.* 366) la courbe  $AMC$  est une parabole qui a pour diamètre, la ligne verticale  $AX$ ; qui a pour paramètre, le quadruple de la hauteur dûe à la vitesse de projection; & dont l'angle  $AQM$  que les ordonnées font avec ce diamètre, est le complément de l'angle de projection  $ZAC$ ; donc connoissant la vitesse de projection & l'angle de projection, il sera facile de construire cette courbe, par ce qui a été dit (*Alg.* 367).

496. Examinons maintenant quelques-unes des propriétés de cette courbe considérée comme la trace des projectiles; &

pour cet effet, rapportons-en les différents points  $M$ , à la ligne horizontale  $AC$ , en menant  $PM$  perpendiculaire sur  $AC$ .

Nommons  $AP$ ,  $x$ ;  $PM$ ,  $y$ ;  $a$  l'angle de projection  $ZAC$ . Dans le triangle rectangle  $APN$ , nous aurons  $1 : AN :: \sin NAP : PN :: \cos NAP : AP$ ; donc  $PN = Vt \sin a$ , &  $AP = Vt \cos a$ ; donc puisque  $MN = \frac{1}{2}pt^2$ , ainsi que nous l'avons vu ci-dessus, on a  $PM = Vt \sin a - \frac{1}{2}pt^2$ . On a donc  $x = Vt \cos a$ ; &  $y = Vt \sin a - \frac{1}{2}pt^2$ . Tirant de la première, la valeur de  $t$ , & la substituant dans la seconde, on aura, toute réduction faite, & en mettant pour  $\frac{V^2}{\frac{1}{2}p}$ , sa valeur  $4h$ ,  $4hy \cos^2 a = 4hx \sin a \cos a - xx$ , qui nous fournit les propriétés suivantes.

497. Comme la vitesse imprimée au mobile, ne peut avoir qu'une certaine mesure, son effet dans le sens vertical, doit être épuisé au bout d'un certain temps, par l'action de la pesanteur; en sorte qu'il y aura un terme où le corps cessera de monter, pour descendre ensuite; mais comme sa vitesse horizontale n'est point altérée, lorsqu'il sera arrivé au point  $B$  le plus élevé; il décrira la seconde branche  $BC$  de la même courbe, & viendra rencon-

trer de nouveau l'horizontale, en un autre point  $C$ . Or pour connoître la distance  $AC$  qu'on appelle *l'amplitude du jet*, il est visible qu'il n'y a autre chose à faire, qu'à supposer  $y = 0$ . On aura donc  $4hx \sin a \cos a - xx = 0$ , qui donne  $x = 0$ , &  $x = 4h \sin a \cos a$ . La première valeur de  $x$ , indique le point  $A$ ; & la seconde est celle de  $AC$ , que l'on déterminera en prolongeant  $XA$  d'une quantité  $AK = 4h$ , abaissant du point  $K$ , la perpendiculaire  $KL$  sur  $AZ$ , & du point  $L$  la perpendiculaire  $LC$ , sur  $AC$ ; on aura alors  $AC = 4h \sin a \cos a$ .

498. Si, pour une même vitesse de projection, on veut savoir quel est l'angle qui donne la plus grande amplitude; il faut (45) différencier la valeur de  $AC$  en regardant  $a$  comme variable, & égaliser cette différentielle à zéro, on aura donc  $4hda \cos^2 a - 4hda \sin^2 a = 0$ , d'où l'on tire  $\frac{\sin^2 a}{\cos^2 a} = 1$ , ou  $\tan^2 a = 1$ ; donc  $\tan a = 1$ ; c'est-à-dire, que la tangente de l'angle de projection est alors égale au rayon; cet angle est donc de  $45^\circ$ . Donc la plus grande amplitude a lieu, lorsque l'angle de projection est de  $45^\circ$ .

499. Dans ce même cas, on a  $\sin a = \cos a = \frac{\sqrt{2}}{2}$ ; donc la valeur de  $AC$

est, alors,  $4h \times \frac{1}{2}$  ou  $2h$ ; donc la plus grande amplitude, est le double de la hauteur dont un corps pesant devoit tomber pour acquérir la vitesse de la projection.

Par-là, on peut estimer la force de la poudre; en tirant sous l'angle de  $45^\circ$ , & mesurant l'amplitude, on a la valeur de  $h$  qui sert à déterminer la vitesse que la poudre peut imprimer au projectile; & l'on a en même temps, en prenant le double de cette amplitude, le parametre du diametre  $AX$  qui sert à construire la courbe, ainsi qu'à déterminer les angles de projection, comme nous le verrons incessamment.

500. Veut-on savoir où est le point le plus élevé de la courbe? Il faut égaler à zéro, la différentielle de  $y$  prise en regardant  $x$  seule comme variable. On aura donc  $4h dx \sin a \cos a - 2x dx = 0$ ; d'où l'on tire  $x = 2h \sin a \cos a$ ; donc puisque nous avons trouvé  $AC = 4h \sin a \cos a$ , si l'on imagine la perpendiculaire  $BD$ , on aura  $AD = \frac{1}{2} AC$ . Et si l'on substitue pour  $x$ , la valeur  $2h \sin a \cos a$ , dans l'équation, on aura  $y$  ou  $BD = h \sin^2 a$ , ce qui détermine le sommet de l'axe puisque  $dy$  étant zéro au point  $B$ , la tangente en  $B$  est parallèle à  $AC$  ou perpendiculaire à  $BD$ .

501. Voyons maintenant, comment on

détermine la direction  $AZ$  (Fig. 54) qu'on doit donner au mobile, pour qu'il tombe sur un point donné  $M$ ; c'est-à-dire, par exemple, quelle inclinaison on doit donner au mortier pour faire tomber une bombe sur un point connu  $M$ .

Ayant imaginé la perpendiculaire  $MP$ , on doit regarder la distance  $AP$ , & l'angle  $MAP$ , comme connus. Soit donc l'angle  $MAP = b$ , & la distance  $AP = c$ ; on aura  $MP = \frac{c \sin b}{\cos b}$ . On a donc pour le point  $M$ ,  $x = c$ , &  $y = \frac{c \sin b}{\cos b}$ . Substituant ces valeurs, dans l'équation en  $x$  &  $y$ , on a  $4h \sin b \cos^2 a = 4h \sin a \cos a \cos b - c \cos b$ , ou . . . . .  
 $4h \cos a (\sin a \cos b - \sin b \cos a) = c \cos b$ ,  
 ou (Alg. 415)  $4h \cos a \sin (a - b) = c \cos b$ ;  
 ou (Alg. 418)  $2h \sin (2a - b) = 2h \sin b + c \cos b$ ;  
 donc enfin  $\frac{2h}{\cos b} \sin (2a - b) = \frac{2h \sin b}{\cos b} + C$ ,  
 qui donne la construction suivante.

Ayant élevé sur  $AM$  la perpendiculaire indéfinie  $AE$ , du milieu  $D$  de  $AK = 4h$ , on menera sur  $AK$  la perpendiculaire  $DE$  qui coupera  $AE$  en un point  $E$  duquel, comme centre, & du rayon  $EA$  on décrira l'arc  $ANNK$ ; & ayant prolongé  $PM$  jusqu'à ce qu'elle rencontre cet arc aux points  $N$  &  $N'$ , si on tire  $ANZ$ ,  $ANZ'$ , ces

lignes seront les deux directions suivant lesquelles un mobile étant lancé avec une vitesse due à la hauteur  $h$ , peut également arriver au point  $N$ .

En effet, il est facile de voir que l'angle  $EAD$  du triangle rectangle  $ADE$ , est égal à  $MAP$ . Donc puisque  $AD = 2h$ , on a  $ED = \frac{2h \sin b}{\cos b}$ ; & puisque  $AP = c$ , on a donc  $ED + AP$ , ou  $EI = \frac{2h \sin b}{\cos b} + c$ ; donc  $\frac{2h \sin(2a - b)}{\cos b} = EI$ . Mais dans le même triangle  $ADE$ , on a  $AE = \frac{2h}{\cos b}$ ; donc  $AE \sin(2a - b) = EI$ . Concevons l'arc  $KN A$  prolongé jusqu'à ce qu'il rencontre, en  $G$ , la verticale  $GE$ ; & des points  $N$  &  $N'$  menons les perpendiculaires  $NL$ ,  $N'L'$ . Dans le triangle  $NEL$ , on a  $NE : NL$ , ou  $AE : EI :: 1 : \sin NEG$ , donc  $AE \sin NEG = EI$ ; donc on a aussi  $\sin(2a - b) = \sin NEG$ ; &  $2a - b = NEG = NEA + b$ ; donc  $a = \frac{1}{2} NEA + b$ . Mais à cause que l'angle  $NAM$  a son sommet à la circonférence, & que  $AM$  est tangente, on a  $NAM = \frac{1}{2} NEA$ ; d'ailleurs l'angle  $MAP = b$ ; donc  $a = NAM + MAP = NAP$ ; donc le point  $N$  satisfait à la question.

On prouvera de même, que le point  $N'$  y satisfait aussi; parce que dans le triangle  $N'EL'$  on a  $N'E : N'L'$  ou  $AE : EI :: 1 : \sin N'EL'$  ou  $1 : \sin N'EG$ ; donc  $AE \sin N'EG = EI$ ; donc aussi . . .  $\sin(2a-b) = \sin N'EG$ , &  $2a-b = N'EG = N'EA + b$ ; donc  $a = \frac{1}{2} N'EA + b = N'AM + MAP = N'AP$ .

§ 02. Ainsi avec une même force de projection, on peut toujours faire tomber un projectile sur un même but  $M$ , suivant deux directions différentes, pourvu que  $AP$  n'excede pas  $DR$ . La direction  $AN'$  est la plus avantageuse lorsqu'il s'agit d'écraser avec la bombe des édifices, ou autres objets. La direction  $AN$  est préférable lorsqu'on ne veut que renverser, & que le projectile après avoir rencontré le but, puisse encore en se relevant, ravager à quelque distance: ceci nous conduit à dire un mot des *Ricochets*; mais auparavant, faisons remarquer que l'équation  $x = Vt \cos a$  que nous avons trouvée ci-dessus, donne une expression simple du temps employé à venir de  $A$ , au point quelconque  $M$ . Il ne s'agit que de mettre pour  $x$ , sa valeur  $c$ , & pour  $V$  sa valeur  $\sqrt{2ph}$ . On aura donc  $t = \frac{c}{\cos a \sqrt{2ph}}$ . Or nous



avons vu ci-dessus, comment on détermine  $h$ , par expérience, & nous savons que  $p = 30, 2^{\text{pieds}}$ .

Quand l'inclinaison est de  $45^\circ$ ,  $\cos a$  étant  $\sqrt{\frac{1}{2}}$ , on a  $t = \frac{c}{\sqrt{ph}}$ ; donc si le point  $M$  est dans l'horizontale, ce qui donne  $c$  égal à l'amplitude, ou  $= 2h(499)$ ; alors  $t = 2\sqrt{\frac{p}{h}}$ .

L'expression générale du temps, que nous venons de donner, peut servir à régler les fusées des bombes. Venons aux Ricochets.

503. Le *Ricochet* est ce mouvement par lequel un projectile après avoir rencontré un obstacle quelconque, se relève, se réfléchit pour recommencer un mouvement semblable à celui qu'il avoit d'abord. Plus la direction suivant laquelle le mobile est lancé, fait un petit angle avec l'horizon, & plus (toutes choses d'ailleurs égales) le projectile est dans le cas de faire ricochet; parce qu'alors la force de projection s'exerce presque toute entière dans le sens horizontal, & ne peut être consumée par la résistance de l'air & les autres obstacles, qu'en beaucoup plus de temps. Si le projectile étoit sans ressort, que la surface sur laquelle il tombe fut horizontale & sans

flexibilité, il ne pourroit y avoir de ricochet; parce que la vitesse du projectile arrivant en  $C$  (*Fig. 55*) suivant la direction quelconque  $MC$ , se décomposeroit en deux autres; dont l'un:  $QC$  perpendiculaire à la surface seroit purement & simplement détruite sans aucune restitution, puisqu'il n'y a point de ressort; l'autre vitesse  $PC$  subsisteroit, abstraction faite du frottement & de la résistance de l'air, & le corps glisseroit le long de  $CZ$ .

504. Mais si au point  $C$  (*Fig. 56*) où le mobile rencontre la surface, il se trouve une éminence  $CE$ ; le mouvement suivant  $MC$  se décomposera en un mouvement  $QC$  perpendiculaire à la surface  $CE$  de cette éminence, & un autre  $PC$  suivant cette surface, par lequel le mobile s'avancera suivant la direction  $PE$ , & pourra décrire en quittant le point  $E$  une nouvelle courbe de même nature que celle qu'il auroit décrite s'il eût été lancé, au point  $E$ , suivant  $CE$  avec la même vitesse; en sorte qu'il s'élèvera jusqu'à un certain terme, puis reviendra rencontrer encore la surface en un autre point  $I$ , où il pourra recommencer un mouvement semblable si les circonstances sont semblables.

505. Le ricochet dont nous venons  
de

de parler, dépend donc de la position de l'obstacle que le mobile rencontre. Mais si l'obstacle est flexible ou mobile, comme la terre, l'eau, &c. il peut y avoir ricochet, quand même la surface seroit parfaitement horizontale. En effet, par la vitesse verticale  $QC$  (*Fig. 37*) le mobile tend à s'enfoncer & s'enfonce plus ou moins, selon la nature de l'obstacle; tandis qu'avec la vitesse  $PC$ , il laboure le terrain & forme un sillon dont la profondeur augmente jusqu'à ce que la vitesse verticale  $QC$  soit éteinte. Alors par la vitesse restante dans le sens horizontal, il refoule devant lui la matière qui s'oppose, & l'écarte pour se frayer un passage du côté où il éprouve le moins de résistance; dans ce refoulement, la cavité du sillon devient à l'égard du mobile, ce que la surface  $CE$  de la *fig. 56* étoit dans le cas précédent. Or comme la faculté de sortir est évidemment d'autant plus grande (toutes choses d'ailleurs égales) que la profondeur totale du sillon sera moins grande, & que cette profondeur dépend de la vitesse verticale  $QC$ , qui sera d'autant plus petite que l'angle  $MCP$  sera plus petit, ou que l'angle de projection  $RAZ$ , aura été plus petit, on voit comment la facilité du ricochet dépend de ce que l'angle de projection soit petit.

L

506. Le ricochet dépend encore beaucoup de la figure du projectile. S'il s'agit, par exemple, d'un ricochet sur l'eau, & que le projectile soit sphérique, il faut pour qu'il puisse y avoir ricochet, que la vitesse  $MC$  soit telle que la vitesse verticale  $QC$  puisse être consumée avant que le diamètre vertical soit entièrement plongé; car dès qu'une fois celui-ci est entièrement plongé, la résistance de l'eau agit également de part & d'autre de la direction du mobile, enforte qu'il ne peut plus être détourné que par l'action de la pesanteur qui ne tend elle-même qu'à empêcher le ricochet.

507. Comme l'enfoncement ne se fait que successivement, il est facile de voir que pendant la durée de cet enfoncement, le centre décrit une ligne courbe; parce que la direction suivant laquelle se fait la résistance, change continuellement. Par exemple, si lorsque le centre  $C$  (*Fig. 58*) après avoir décrit la trace quelconque  $PC$  tend à se mouvoir suivant le prolongement  $CI$  de sa direction actuelle, on imagine deux tangentes  $BR$ ,  $DS$  parallèles à cette direction; il est évident qu'il n'y a que la partie  $BVL$  qui éprouve la résistance; & que si le corps est sphérique, la résul-

tante  $CK$  de toutes les résistances faites sur les différents points de  $BVL$ , aura une direction qui tend à élever le corps au-dessus de  $CI$ ; en sorte qu'en imaginant le parallélogramme  $CIEK$ ,  $CE$  sera la route que le corps prendra, au lieu de  $CI$ , abstraction faite de la pesanteur.

508. Enfin si le mobile & l'obstacle sont flexibles, s'ils sont à ressort; ces circonstances peuvent encore contribuer à faciliter le ricochet. Pour en donner un exemple, prenons un cas très simple; supposons que le mobile seul est flexible & à ressort, & que ce ressort soit parfait; faisons de plus, abstraction de la pesanteur. A l'instant où le mobile lancé suivant  $AC$  (*Fig. 59*) vient toucher la surface, sa vitesse se décompose en une vitesse horizontale  $QC$  qui subsistera toujours la même, s'il n'y a point de frottement, & point de résistance de la part du milieu dans lequel le corps se trouve. Quant à la vitesse perpendiculaire ou verticale  $PC$ , elle comprime le corps, & ne s'éteignant que successivement tandis que la vitesse horizontale subsiste, il est clair que le centre  $C$  s'approche du plan  $HZ$  par des degrés qui vont toujours en décroissant, tandis que ceux par lesquels il s'avance parallèlement

L 2

à  $HZ$ , demeurent les mêmes. Donc si l'on conçoit qu'à chaque instant on forme un parallélogramme dont le côté horizontal soit au côté vertical, comme la vitesse horizontale, est à la vitesse restante dans le sens vertical, la diagonale de ce parallélogramme qui doit, pour chaque instant, marquer la route du centre, sera différente & différemment située à chaque instant, en sorte que le centre  $C$  s'approchera de  $HZ$  en décrivant une ligne courbe pendant le temps de la compression. Lorsque la compression cessera de se faire, le centre  $C$  sera mu pendant un instant, sur la tangente parallèle à  $HZ$ ; après quoi le ressort se débandant, restituera au corps des degrés de vitesse par lesquels le centre rendra à s'écarter du plan, de la même manière qu'il s'en est approché pendant la compression, & décrira la seconde branche  $RO$  parfaitement égale à  $RC$ . Enfin lorsqu'il sera arrivé au point  $O$  éloigné de  $HZ$  d'une quantité égale au rayon  $IC$ , il se mouvra suivant la tangente  $OT$  située de la même manière que  $AC$ ; c'est-à-dire, que le choc oblique d'un corps à ressort contre un plan inflexible & inébranlable, se fait (abstraction faite de la pesanteur), de manière que l'angle de réflexion est égal à l'angle d'incidence; cha-

cuin de ces deux angles étant mesuré par celui que font avec le plan horizontal les tangentes aux extrémités  $C$  &  $O$  de la courbe que le centre décrit pendant la compression & la restitution du ressort ; courbe qui est d'autant plus petite que cette compression & restitution approchent plus d'être instantanées.

§ 09. Si l'on a égard à la pesanteur, & que  $BD$  soit la ligne suivant laquelle le corps est lancé ; il décrira la portion  $DC$  de parabole dont  $BD$  est la tangente, jusqu'à ce qu'il touche le plan ; puis lorsque la compression aura cessée, il décrira une autre portion  $SO$  de parabole, parfaitement égale à la première, & posée de la même manière.

§ 10. Le frottement contribue encore à la facilité du ricochet ; parce qu'il occasionne dans le mobile une rotation qui le met à même de surmonter plus facilement les obstacles : c'est ce qu'on verra encore mieux quand nous aurons parlé du frottement. Telles sont les causes & les circonstances principales des ricochets.

§ 11. Terminons ce que nous venons de dire sur le mouvement des projectiles dans un milieu non résistant, en observant que puisque la pesanteur écarte les corps

de la direction qu'on leur imprime, & les ramene vers la surface de la terre, lorsqu'on vise à quelque objet que l'on veut atteindre en y tirant ou lançant un autre corps, on doit toujours viser au-dessus de cet objet, & d'autant plus au-dessus que la distance est plus grande, & que la force d'impulsion est moindre. C'est pour cette raison que dans les armes à feu, la ligne de mire fait un angle avec l'axe de la piece; en sorte que ces deux lignes prolongées se rencontreroient au-delà de la bouche, par rapport à la culasse. Le projectile, balle, ou boulet, chassé suivant l'axe, part suivant une direction qui fait avec l'horison un angle plus grand que celui que fait la ligne de mire, & se trouve dans le même cas que si l'on avoit visé suivant l'axe, mais au-dessus de l'objet.

§ 12. Remarquons encore, qu'il peut arriver que quoiqu'en apparence on n'ait donné aucune impulsion à un corps, & qu'on semble l'abandonner à la seule pesanteur, néanmoins ce corps décrit la ligne courbe commune à tous les projectiles; par exemple, un corps qu'on laisseroit tomber librement de la hune d'un vaisseau en mouvement, décrit réellement une ligne courbe. Si l'on regarde le point du navire où



il tombera, on le verra autant éloigné du mât, que l'étoit le point d'où le mobile est parti; ce qui fait voir qu'à l'égard du mât le mobile a décrit une ligne droite parallele au mât, mais à l'égard d'un spectateur placé hors du navire, il a réellement décrit une parabole (du moins abstraction faite de la résistance de l'air). Car lorsqu'il a été abandonné à sa pesanteur, il avoit la même vitesse que le vaisseau, puisqu'il étoit transporté avec le vaisseau. Il s'est donc trouvé dans le même cas que si le vaisseau étant immobile, on l'eût lancé avec une vitesse égale à celle du vaisseau, & dans le même sens. On voit par-là, en même-temps, pourquoi néanmoins il décrit à l'égard du mât, une ligne droite parallele à ce mât; puisqu'ayant dans le sens du mouvement de celui-ci, la même vitesse, il doit se trouver toujours également éloigné de lui.

513. Voyons maintenant, comme on doit s'y prendre pour déterminer la courbe que décrivent les projectiles lorsque le milieu résiste. Concevons que  $ABC$  (*Fig. 60*) est la courbe cherchée, & que le mobile décrit actuellement l'arc infiniment petit  $Mm$ . Sans l'action de la résistance & de la pesanteur il décriroit dans l'instant suivant la ligne  $mq$ , située sur le prolongement de  $Mm$ . Supposant que pendant cet instant la résistance puisse le retarder de la quantité  $qn$ , & que la pesanteur puisse le faire descendre de la quantité  $nm'$ ; le point  $m'$  sera donc celui où il arrivera dans le second instant.

L 4

Menons  $qr$  parallèle à la verticale  $MP$ , &  $ns$  parallèle à l'horizontale  $AC$ . Nommons  $AP$ ,  $x$ ;  $PM$ ,  $y$ ; l'arc  $AM$ ,  $s$ ; & supposons que  $R$  &  $p$  marquent la résistance & la pesanteur du mobile dans le fluide; c'est-à-dire, les vitesses que ces forces engendreroient en une seconde, si elles agissoient également à chaque instant pendant la durée de cette seconde. On aura  $Rdt$  &  $pdt$  pour les vitesses qu'elles engendrent pendant un instant ( $211$ ). Concevons que la diminution de vitesse que produit la résistance, & qu'on peut supposer représentée par  $qn$ , soit décomposée en deux autres, l'une  $qs$ , verticale; & l'autre  $qo$ , horizontale. On aura  $nq : qs :: Rdt$  est à la diminution de vitesse occasionnée par la résistance dans le sens vertical. On aura de même  $nq : sn :: Rdt$  est à la diminution de vitesse dans le sens horizontal. Or, en tirant  $Mt$  parallèle à  $AC$ , on a  $nq : sq : sn :: Mm : mt : Mt :: ds : dy : dx$ ; donc la diminution de vitesse suivant  $qs$  fera  $\frac{Rdydt}{ds}$ ; & celle suivant  $sn$ , sera  $\frac{Rdxdt}{ds}$ . Donc si à la première on joint l'action  $pdt$  de la

pesanteur, on aura  $\frac{Rdydt}{ds} + pdt$ , &  $\frac{Rdxdt}{ds}$  pour les dimi-

nutions de vitesse tant dans le sens vertical que dans le sens horizontal. Mais tandis que le corps décrit  $Mm$ , il s'avance parallèlement à  $PM$  de la quantité  $tm$ , ou  $dy$ ; & parallèlement à  $AF$ , de la quantité  $Mt$ , ou  $dx$ . Donc sa vitesse parallèlement à  $PM$  est  $\frac{dy}{dt}$ ; & parallèlement à  $AP$ , elle est  $\frac{dx}{dt}$ . Donc lorsqu'il décrira  $mm'$ , ces vitesses seroient

$\frac{dy}{dt} + d\left(\frac{dy}{dt}\right)$  &  $\frac{dx}{dt} + d\left(\frac{dx}{dt}\right)$ , si elles alloient en croissant; donc  $-d\left(\frac{dy}{dt}\right)$  &  $-d\left(\frac{dx}{dt}\right)$  sont les diminutions

de ces vitesses. On a donc  $\frac{Rdydt}{ds} + pdt = -d\left(\frac{dy}{dt}\right)$ , &  $\frac{Rdxdt}{ds} = -d\left(\frac{dx}{dt}\right)$ . Ce sont là les deux équations dont

l'intégration déterminera le mouvement & la courbe. Voyons-en quelques applications.

514. Si la résistance est nulle; on a  $p dt = -d\left(\frac{dy}{dt}\right)$ , &  $q = -d\left(\frac{dx}{dt}\right)$ , qui donnent  $pt = C - \frac{dy}{dt}$ , &  $C' = \frac{dx}{dt}$ .

Pour déterminer ces deux constantes, supposons que  $AZ$  est la ligne de projection; que l'angle  $ZAC$  soit  $a$ ; & que la vitesse de projection soit  $V$ ; on aura  $V \cos a$  pour la vitesse horizontale initiale; &  $V \sin a$  pour la vitesse verticale initiale. Donc les constantes  $C$  &  $C'$  doivent être telles que lorsque  $t = 0$ , on ait  $\frac{dx}{dt} = V \cos a$  &  $\frac{dy}{dt} = V \sin a$ .

On a donc  $0 = C - V \sin a$ , &  $C' = V \cos a$ . Donc  $pt = V \sin a - \frac{dy}{dt}$ , &  $V \cos a = \frac{dx}{dt}$ . Donc  $y = Vt \sin a - \frac{1}{2}pt^2$ , &  $x = Vt \cos a$ ; intégrales auxquelles nous n'ajoutons point de constantes, parce que  $y$  &  $x$  deviennent zéro dans cette équation lorsque  $t = 0$ , ainsi que cela doit être.

On aura donc enfin  $y = \frac{x \sin a}{\cos a} - \frac{\frac{1}{2}p x^2}{V^2 \cos^2 a}$ ; ou en appel-

lant  $h$  la hauteur due à la vitesse  $V$ ,  $y = \frac{x \sin a}{\cos a} - \frac{x^2}{4h \cos^2 a}$ , équation qui est absolument la même que nous avons trouvée pour ce cas. (496).

515. Que la résistance soit proportionnelle à la vitesse. On aura  $R = \frac{g ds}{dt}$ ,  $g$  étant une constante. Alors nos deux

équations deviennent  $g dy + p dt = -d\left(\frac{dy}{dt}\right)$ , &

$g dx = -d\left(\frac{dx}{dt}\right)$ ; qui étant intégrées, donneront

$dy + g y dt + p t dt = C dt$ , &  $dx + g x dt = C' dt$ , dont les constantes  $C$  &  $C'$  se détermineront comme dans le cas précédent, en observant d'ailleurs que  $x$  &  $y$  sont zéro lorsque  $t = 0$ .

Pour intégrer de nouveau ces deux équations, je les multiplie par  $e^{gt}$ ;  $e$  étant le nombre dont le logarithme est 1.

En intégrant (147), j'ai  $y e^{gt} + e^{gt} \left(\frac{p}{g} t - \frac{p}{gg}\right) =$

$$\frac{C}{g} e^{gt} + C'', \text{ \& } x e^{gt} = \frac{C}{g} e^{gt} + C''.$$

Pour déterminer les constantes  $C''$  &  $C'''$ , on observera que  $y$ ,  $x$  &  $t$  doivent être zéro en même temps. On aura donc  $C'' = -\frac{C}{g} - \frac{p}{gg}$ , &  $C''' = -\frac{C'}{g}$ ; donc  $y = -\left(\frac{C}{g} + \frac{p}{gg}\right) e^{-gt} + \frac{C}{g} + \frac{p}{gg} - \frac{p}{g} t$ ; &  $x = \frac{C'}{g} - \frac{C'}{g} e^{-gt}$ ; équations toutes séparées, à l'aide desquelles il sera facile de construire la courbe.

§ 16. Supposons enfin que la résistance est proportionnelle au carré de la vitesse, ce qui est le cas le plus conforme à la nature. On a donc  $R = g \frac{ds^2}{dt^2}$ ; & nos deux équations

$$\text{générales deviennent } \frac{g dy ds}{dt} + p dt = -d \left( \frac{dy}{dt} \right), \text{ \& }$$

$$\frac{g dx ds}{dt} = -d \left( \frac{dx}{dt} \right). \text{ Supposons, pour plus de simplicité,}$$

$$\text{que } dt \text{ soit constant; \& éliminons } ds; \text{ nous aurons } \frac{ddx}{dx} = \frac{p dt^2 + ddy}{dy}, \text{ ou } p dt^2 = -dx d \left( \frac{dy}{dx} \right). \text{ Mais l'équa-}$$

$$\text{tion } \frac{g dx ds}{dt} = -d \left( \frac{dx}{dt} \right), \text{ ou } g \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}} = -\frac{ddx}{dx^2},$$

$$\text{étant multipliée par } d \left( \frac{dy}{dx} \right) \text{ donne } g d \left( \frac{dy}{dx} \right) \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}} = -\frac{ddx}{dx^2} d \left( \frac{dy}{dx} \right), \text{ ou en mettant dans le second membre}$$

$$-\frac{p dt^2}{dx} \text{ au lieu de } d \left( \frac{dy}{dx} \right), \text{ donne } g d \left( \frac{dy}{dx} \right) \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}} = p dt^2 \frac{d dx}{dx^3}, \text{ dont le second membre est intégrable exacte-}$$

ment, & dont le premier l'est en partie exactement, & en partie par logarithmes. On aura donc  $C - \frac{p dt^2}{2 dx^2} \dots$

$$\frac{1}{2}g \frac{dy}{dx} \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}} + \frac{1}{2}g \log \left( \frac{dy}{dx} + \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}} \right);$$

d'où en remettant pour  $\frac{p dt^2}{dx}$  sa valeur, on conclura  $dx =$   

$$-d \left( \frac{dy}{dx} \right)$$

$$2C - g \frac{dy}{dx} \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}} - g \log \left( \frac{dy}{dx} + \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}} \right).$$

Donc faisant  $\frac{dy}{dx} = z$ , on aura  $x$  en quarrant la courbe qui a pour absciss.  $z$ , & pour ordonnée l'unité divisée par ce en quoi se change le dénominateur de la valeur de  $dx$ , lorsqu'on y met  $z$  au lieu de  $\frac{dy}{dx}$ . Enfin on aura  $y = \int z dx$ .

A l'égard du temps  $t$ , puisqu'on a  $p dt^2 = -dx d \left( \frac{dy}{dx} \right)$

on a  $dt = \sqrt{-\frac{dx}{p} d \left( \frac{dy}{dx} \right)}$ ; or on a  $dx$  exprimé en  $\frac{dy}{dx}$ . C'est-à-dire, en  $z$ ; on aura donc  $t$  en  $z$  par les qua-

dratures. Enfin la vitesse  $u$  ou  $\frac{ds}{dt} = \frac{dx \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}}}{\sqrt{-\frac{dx}{p} d \left( \frac{dy}{dx} \right)}}$ ,

quantité que l'on ramenera à ne renfermer que  $\frac{dy}{dx}$  & des constantes, en y mettant pour  $d \left( \frac{dy}{dx} \right)$  sa valeur tirée de l'équation de la courbe trouvée ci-dessus.

On voit donc que quoique la courbe que les projectiles décrivent dans les milieux résistants soit beaucoup plus composée que la parabole, on peut néanmoins en déterminer tous les points, ou par le calcul, ou par des constructions. Mais comme ces constructions ne paroissent pas pouvoir être ramenées à quelque chose de bien commode dans la pratique, nous ne nous y arrêterons pas. Nous ferons seulement remar-

quer que ce que nous avons appelée  $g$  est ce que (431) nous avons représentée par  $\frac{n D^s}{M}$ ; & que ce que représente ici  $p$ , c'est ce que (431) nous avons exprimé par  $\left(1 - \frac{D'}{D}\right) p$ ; quantité que l'on peut, sans erreur sensible, supposer  $= p$ , lorsqu'il s'agit de l'air, à moins que le mobile ne fût d'une matière fort rare.

Nous avons supposé qu'il ne se faisoit aucun vuide derrière le corps. Mais si le corps en partant alloit assez vite pour laisser un vuide, la résistance suivant la tangente seroit augmentée de la pression du fluide sur la partie antérieure du corps.

### *De quelques autres Mouvements en ligne courbe.*

§ 17. Les forces que nous avons supposées agir sur le projectile, ont été supposées dans un même plan avec la direction de l'impulsion primitive. Tant que les forces sont ainsi dans un même plan, on peut toujours, (227) en quelque nombre qu'elles soient, les réduire à une seule. Mais il est plus commode de les réduire à deux (254) parallèles à deux droites données de position. L'exemple que nous allons en donner, suffira pour faire voir comment on doit s'y prendre dans tous les cas.

§ 18. Supposons donc qu'un projectile ait été d'abord lancé suivant une direction quelconque, & avec une vitesse quelconque. Qu'à chaque point  $m$  (Fig. 51) de la route qu'il suit, il soit sollicité par trois forces, l'une suivant la courbe, la seconde dirigée à un point fixe  $C$ , & la troisième perpendiculaire à  $mC$ ; toutes trois dans un même plan.

Concevons que  $Mm$  est l'arc infiniment petit que le corps vient de décrire pendant l'instant  $dt$ , après un temps quelconque  $t$ ; que  $mc$  dirigée suivant  $mM$  soit la vitesse que la première force peut imprimer pendant l'instant  $dt$ ;  $mk$  celle que la seconde peut imprimer pendant le même instant; & enfin  $mg$  celle que peut donner la troisième. Soient  $P, P', P''$ , ces trois forces, c'est-à-dire, les vitesses qu'elles engendreroient, en une seconde de temps, si pendant chaque instant de la durée de cette seconde, elles agissoient de la même

manière qu'en  $m$ . Alors  $P dt$ ,  $P' dt$ ,  $P'' dt$  seront les vîteses qu'elles engendrent pendant l'instant  $dt$ ; & l'on aura par conséquent,  $mc = P dt$ ,  $mk = P' dt$ ,  $mg = P'' dt$ .

Imaginons qu'ayant tiré arbitrairement par le point  $C$  la ligne  $CA$ , on forme sur les lignes  $mc$ ,  $mk$ ,  $mg$  comme diagonales, les parallélogrammes que l'on voit dans la figure, c'est-à-dire, qui ayent un de leurs côtés contigus parallèle à  $AC$ , & l'autre perpendiculaire à  $AC$ . On pourra décomposer chacune de ces trois vîteses, en deux autres, l'une parallèle, & l'autre perpendiculaire à  $AC$ . Et les forces qui sollicitent le corps, ou les vîteses qu'elles tendent à lui imprimer, se réduiront à deux, l'une parallèle à  $AC$  &  $= mf + mh - md$ ; l'autre, perpendiculaire à  $AC$ , &  $= me + mb - mn$ , laquelle tend à rapprocher le corps de  $AC$ . La vîtesse du mobile parallèlement à  $AC$ , recevra donc l'augmentation  $mf + mh - md$ ; & sa vîtesse, pour s'élever au-dessus de  $AC$ , recevra la diminution  $me + mb - mn$ .

Mais tandis que le mobile s'avance suivant  $Mm$ , il décrit parallèlement à  $AC$  la ligne  $Mr$ , & perpendiculairement à  $AC$  la ligne  $rm$ ; donc si ayant pris arbitrairement le point fixe  $A$ , on nomme  $AP$ ,  $x$ ;  $PM$ ,  $y$ ; on a  $\frac{dx}{dt}$  &  $\frac{dy}{dt}$ , pour la vîtesse parallèlement à  $AC$ , & pour la vîtesse perpendiculairement à  $AC$ . Donc par la même raison, lorsque le corps décrira  $mm'$ , les vîteses correspondantes seront. . . . .  $\frac{dx}{dt} + d\left(\frac{dx}{dt}\right)$ , &  $\frac{dy}{dt} + d\left(\frac{dy}{dt}\right)$ , on aura donc  $d\left(\frac{dy}{dt}\right) = mf + mh - md$ , &  $-d\left(\frac{dy}{dt}\right) = me + mb - mn$ .

Or si l'on compare les triangles semblables  $mek$ ,  $mpC$ , les triangles semblables  $mhg$ ,  $mpC$ , les triangles semblables  $mbc$ ,  $mrM$ , & que l'on nomme  $AC$ ,  $c$ , &  $CM$  ou  $Cm$ ,  $z$ ; on aura  $ek$  ou  $mf = \frac{c-x}{z} P' dt$ ,  $me = \frac{y}{z} P' dt$ ,  $mh = \frac{y}{z} P'' dt$ ,  $gh$  ou  $mn = \frac{c-x}{z} P'' dt$ ,  $mb = \frac{dy}{ds} P dt$ ,  $bc$  ou  $mb = \frac{dx}{ds} P dt$ . Donc enfin  $d\left(\frac{dx}{dt}\right) = \frac{c-x}{z} P' dt + \frac{y}{z} P'' dt$

$$-\frac{dx}{at} P dt, \& -d\left(\frac{dy}{dt}\right) = \frac{y}{z} P' dt + \frac{dy}{z} P dt - \frac{c-x}{z} P'' dt.$$

Ce sont là les deux équations qui détermineront toutes les circonstances du mouvement du corps, lorsqu'on aura les valeurs de  $P, P', P''$ . Voyons-en quelques applications.

519. Si le point  $C$  est infiniment éloigné, alors  $z$  devient infinie &  $= y$ ; à l'égard de  $c - x$  on doit le rejeter comme nul vis-à-vis de  $z$  &  $y$ . On a donc  $d\left(\frac{dx}{dt}\right) = P'' dt - \frac{dx}{dt} P dt$ , &  $-d\left(\frac{dy}{dt}\right) = P' dt + \frac{dy}{ds} P dt$  pour les deux équations qui servent à déterminer le mouvement, lorsque les deux forces  $P', P''$ , sont constamment parallèles à deux droites données de position. Et si l'on suppose  $P'' = 0$ , ces équations deviennent celles que nous avons trouvées (516); ce qui doit être en effet, puisque la force  $mk$  devient perpendiculaire à  $AP$  & peut représenter la pesanteur,  $mc$  représentant la résistance.

520. Si le point  $C$  restant à une distance finie, on suppose  $P, \& P'' = 0$ , alors on a  $-d\left(\frac{dy}{dt}\right) = \frac{y P' dt}{z}$  &  $d\left(\frac{dx}{dt}\right) = \frac{(c-x) P' dt}{z}$  pour déterminer le mouvement d'un corps qui étant lancé dans un milieu libre seroit sollicité vers un point fixe  $C$  par une force quelconque  $P'$ . Arrêtons un moment sur les circonstances de ce mouvement.

Si après avoir multiplié la première de ces deux équations par  $c - x$ , nous la retranchons de la seconde multipliée par  $y$ , nous aurons  $(c-x) d\left(\frac{dx}{dt}\right) + y d\left(\frac{dy}{dt}\right) = 0$ , dont l'intégrale est  $(c-x) \frac{dy}{dt} + y \frac{dx}{dt} = C$ .

Et si après avoir multiplié la première par  $\frac{dy}{dt}$ , nous l'ajoutons à la seconde multipliée par  $-\frac{dx}{dt}$ , nous aurons

$$-\frac{dy}{dt} d\left(\frac{dy}{dt}\right) - \frac{dx}{dt} d\left(\frac{dx}{dt}\right) = \frac{P' [y dy - dx (c-x)]}{z}.$$



Or  $z = \sqrt{yy + (c-x)^2}$ , par conséquent  $y dy - dx (c-x) = z dz$ ; donc  $-\frac{dy}{dt} d\left(\frac{dy}{dt}\right) - \frac{dx}{dt} d\left(\frac{dx}{dt}\right) = P' dz$ ; donc si  $P'$  est une fonction de  $z$ , on aura  $C' - \frac{dy^2}{2 dt^2} - \frac{dx^2}{2 dt^2} = \int P' dz$ , cette dernière quantité ne renfermant qu'une seule variable.

Pour simplifier le calcul, nommons  $r$  l'angle  $MCA$ ; nous aurons  $y = z \sin r$ ,  $c-x = z \cos r$ , & nos deux intégrales se changeront en  $\frac{z^2 dr}{dt} = C$ , &  $C' - \frac{dz^2 + z^2 dr^2}{2 dt^2} = \int P' dz$ .

Substituant dans la seconde, la valeur de  $dt$  tirée de la première, on a toute réduction faite,  $dr = \frac{\frac{dz}{z}}{\sqrt{\frac{2C}{C^2} - \frac{2}{C^2} \int P' dz - \frac{1}{z^2}}}$ .

Donc tant que  $P'$  sera une fonction de  $z$ , on pourra toujours construire la courbe, au moins par les quadratures.

§ 21. Examinons maintenant les propriétés de ce mouvement.

Dans l'équation  $\frac{z^2 dr}{dt} = C$ , ou  $z^2 dr = C dt$ ,  $z dr$  exprime l'arc  $Mm$  (Fig. 62) décrit du rayon  $CM$ ; donc  $\frac{z^2 dr}{2}$  exprime la surface du secteur  $Mcm$ ; on a donc  $z^2 dr = 2 Mcm$ , & par conséquent  $2 Mcm = C dt$ ; donc  $2 ACM = Ct$ ; c'est-à-dire, que le secteur  $ACM$  correspondant à l'arc  $AM$  décrit pendant le temps  $t$  est proportionnel au temps.

§ 22. Si du centre  $C$  des forces, on abaisse sur la tangente en  $M$  la perpendiculaire  $CT$ , on aura  $Mm : Ms :: CM : CT$ , ou  $Mm = \frac{z^2 dr}{CT} = \frac{C dt}{CT}$ ; donc  $\frac{Mm}{dt}$  ou la vitesse  $u = \frac{C}{CT}$ ; c'est-à-dire, que les vitesses des différents points  $M$  de la courbe, sont en raison inverse des perpendiculaires abaissées du centre  $C$  des forces sur ces tangentes.

523. La même équation  $\zeta^2 dr = C dt$ , donne  $\frac{dr}{dt} = \frac{C}{\zeta^2}$ .  
 Or  $\frac{dr}{dt}$  exprime la vitesse angulaire, ou celle avec laquelle l'angle  $dr$  est décrit, donc la vitesse angulaire est réciproquement proportionnelle au carré de la distance.

524. Supposons que  $A$  soit le point d'où le corps est parti, & qu'il ait été lancé perpendiculairement à  $AC$  avec une vitesse  $g$ . Soit  $f$  la valeur de  $AC$ , & soit en général  $ds$  le petit arc parcouru sur la courbe pendant un instant. Il est évident qu'au point  $A$ , l'arc  $Mf$  devient  $ds$ , & que  $\zeta$  devient  $f$ . L'équation  $\zeta^2 dr = C dt$ , ou  $\zeta \times \zeta dr = C dt$  devient donc  $f \times ds = C dt$ ; donc  $\frac{ds}{dt} = \frac{C}{f}$ ; mais  $\frac{ds}{dt}$  est alors  $g$ ; donc  $g = \frac{C}{f}$ , ou  $C = gf$ . Ainsi l'équation  $\zeta^2 dr = C dt$ , se change en  $\zeta^2 dr = gfdt$ .

525. Prenons maintenant un cas particulier, & supposons que la force centrale agit en raison inverse des carrés des distances; c'est-à-dire, que si  $k$ , par exemple, marque la vitesse qu'elle est capable d'engendrer en continuant également pendant une seconde l'action qu'elle exerce à une distance connue  $AC$  ou  $f$ , celle qu'elle peut engendrer dans le même temps par l'action dont elle est capable en  $M$ , se déterminera par la proportion  $\zeta\zeta : ff :: k : \frac{ffk}{\zeta\zeta}$ .

Nous aurons donc  $P' = \frac{ffk}{\zeta\zeta}$ , & par conséquent  $fP'dz = \frac{ffk}{\zeta}$ , quantité à laquelle je n'ajoute point de constante, parce que cette constante a déjà été ajoutée dans l'intégration faite ci-dessus pour avoir l'équation de la courbe. Substituant donc cette valeur & celle de  $C$ , dans celle de  $dr$  trouvée

$$\text{ci-dessus, nous aurons } dr = \frac{\frac{dz}{\zeta\zeta}}{\sqrt{\frac{2C}{g^2 f^2} + \frac{2k}{g^2 \zeta} - \frac{1}{\zeta\zeta}}}$$

Avant que d'aller plus loin, déterminons  $C$ . Représentons  
 pour

pour cet effet l'équation  $C' - \frac{dz^2 + z^2 dr^2}{2 dt^2} = fP'dz$ , ou  
 $C' - \frac{ds^2}{2 dt^2} = -\frac{ffk}{z}$ . La constante  $C'$  doit être telle qu'au  
 point  $A$ , on ait  $\frac{ds}{dt} = g$ ; on a donc  $C' - \frac{g^2}{2} = -fk$ , ou  
 $C' = \frac{g^2 - 2fk}{2}$ .

L'équation de la courbe devient donc . . . . .

$$dr = \frac{\frac{dz}{zz}}{\sqrt{\frac{g^2 - 2fk}{g^2 f^2} + \frac{2k}{g^2 z} - \frac{1}{zz}}}$$
, que l'on peut écrire

ainsi  $dr = \frac{\frac{dz}{zz}}{\sqrt{\left(\frac{g^2 - fk}{g^2 f}\right)^2 - \left(\frac{k}{g^2} - \frac{1}{z}\right)^2}}$ . Donc si pour

simplifier, nous faisons  $\frac{g^2 - fk}{g^2 f} = q$ , &  $\frac{k}{g^2} - \frac{1}{z} = qy'$ ;  $y'$  étant une nouvelle variable, &  $q$  une constante, nous aurons  $dr = \frac{dy'}{\sqrt{1 - yy'}}$ ; en intégrant (158), on tire  $y' = \sin(r + C'') = \sin r \cos C'' + \sin C'' \cos r$ .

Pour déterminer la constante  $C''$  on observera que lorsque  $z = f$ , on doit avoir  $r = 0$ ; or lorsque  $z = f$ , l'équation  $\frac{k}{g^2} - \frac{1}{z} = qy$ , donne  $y = \frac{k}{qg^2} - \frac{1}{qf}$ ; donc  $\frac{k}{qg^2} - \frac{1}{qf} = \sin C''$ ; c'est-à-dire, en mettant pour  $q$  sa valeur,  $\sin C'' = -1$ ; donc  $\cos C'' = 0$ . L'équation devient donc  $y' = -\cos r = \frac{k}{qg^2} - \frac{1}{qz}$ ;

donc  $\frac{1}{z} = \frac{k}{g^2} + q \cos r$ , ou enfin  $\frac{1}{z} = \frac{k}{g^2} + \left(\frac{1}{f} - \frac{k}{g^2}\right) \cos r$ ;

équation qui appartient, en général, à une section conique dont  $C$  est le foyer, &  $A$  le sommet, ainsi qu'on peut s'en convaincre facilement, en remettant pour  $\cos r$ , sa valeur

$\frac{c-x}{z}$ , & pour  $z$ , sa valeur  $\sqrt{yy+(c-x)^2}$ . En particulier elle appartient à l'ellipse, lorsque  $\frac{k}{g^2}$  est plus grand que  $\frac{1}{2f}$ ; au cercle si  $\frac{k}{g^2}$  est  $= \frac{1}{2f}$ ; à la parabole si  $\frac{k}{g^2} = \frac{1}{2f}$ . Enfin elle est à l'hyperbole, lorsque  $\frac{k}{g^2}$  est plus petit que  $\frac{1}{2f}$ .

526. Nous avons traité, en particulier, le cas où la force centrale agit en raison inverse des quarrés des distances, parce que ce cas est celui des corps célestes. Il paroît constant, par la comparaison des observations avec le calcul, que toutes les parties de la matiere ont une tendance à s'unir les unes aux autres. Cette tendance dont la cause n'est point connue, peut être comparée à celle que les corps terrestres ont vers le centre de la terre, c'est à-dire, à la pesanteur, qui probablement, n'est-elle même qu'un cas particulier de cette tendance générale, à laquelle on donne le nom d'attraction. Cette attraction, à des distances égales, agit dans la raison des masses, parce qu'elle a lieu pour chaque particule de matiere, ensorte qu'un corps attire deux fois plus fortement une particule de matiere, lorsqu'il a deux fois plus de masse. Comme le soleil a incomparablement plus de masse qu'aucune des planetes, son action sur celles-ci, surpasse de beaucoup celles qu'elles exercent entr'elles; ensorte que dans l'évaluation des principales circonstances de leurs mouvements, il suffit de considérer l'action du soleil. Or telle est la loi de cette force d'attraction, que chaque particule du corps attirant, agit en raison inverse du quarré de la distance; & que lorsque ce corps est sphérique, la somme des actions de chacune de ses parties se réduit à une seule qui passe par son centre de masse, & qui agit aussi en raison inverse du quarré de la distance. D'où, & de ce que nous venons de voir, il suit que les planetes décrivent autour du soleil, l'une des sections coniques. Et comme les observations font voir qu'elles ont des retours périodiques, & qu'une même planete change de distance au soleil, il faut en conclure que la route des planetes est une ellipse. Il en est de même des cometes.

527. Comme les directions de la pesanteur tendent à peu près au centre de la terre, & que la pesanteur à différentes distances de ce centre varie (à très-peu près) en raison in-

versé des quarrés des distances ; on voit que la courbe que décrivent les projectiles n'est que sensiblement une parabole ; & que plus rigoureusement, elle est une ellipse , dont le centre de la terre est un des foyers.

528. Si dans l'équation  $\frac{1}{z} = \frac{k}{g^2} + \left(\frac{1}{f} - \frac{k}{g^2}\right) \cos r$ , on fait  $r = 0$ , &  $r = 180^\circ$ , pour avoir les points où la ligne  $AC$  rencontre la courbe, on aura  $\frac{1}{z} = \frac{1}{f}$ , ou  $z = f$ ; & en appellant  $z'$  la seconde valeur de  $z$ ,  $\frac{1}{z'} = \frac{-1}{f} + \frac{2k}{g^2}$ , ou  $z' = \frac{fg^2}{2kf - g^2}$  dont  $z + z'$  ou le grand axe  $AB$ , que je représente par  $a$ , est  $= \frac{2kf^2}{2kf - g^2}$ . Mais (*Alg.* 294) nous avons vu qu'en nommant  $b$  le petit axe, on avoit  $\frac{b^2}{4} = AC \times CB = f z' = \frac{ffg^2}{2kf - g^2}$ ; donc  $b = \frac{2fg}{\sqrt{2kf - g^2}}$ .

529. Cela posé, soit  $1 : c'$  le rapport du diamètre à la circonférence. Selon ce qui a été dit (123), on aura  $\frac{c'ab}{4}$  pour la surface d'une ellipse dont  $a$  &  $b$  seroient les deux axes. Donc la surface de celle dont nous venons de déterminer les axes, sera  $\frac{kf^3gc'}{(2kf - g^2)^{\frac{3}{2}}}$ . Or nous avons vu (511) qu'en général on avoit  $2ACM = Ct = fgt$ . Donc si on appelle  $T$  le temps d'une révolution entiere, on aura  $\frac{2kf^3gc'}{(2kf - g^2)^{\frac{3}{2}}} = fgT$ , ou  $T = \frac{2kf^2c'}{(2kf - g^2)^{\frac{3}{2}}}$ , ou  $Tf\sqrt{2k} = \frac{2f^3kc'\sqrt{2k}}{(2kf - g^2)^{\frac{3}{2}}}$ , c'est-à-dire,  $Tf\sqrt{2k} = c' \left(\frac{2f^2k}{2kf - g^2}\right)^{\frac{3}{2}} = c'a^{\frac{3}{2}}$ . Soit maintenant  $a'$  le grand axe d'une autre ellipse, dont la distance du sommet au foyer soit  $f'$ , & qui soit décrite en vertu d'une force d'impulsion quelconque combinée avec la même force cen-

trale tendante au point  $C$ , & modifiée en raison inverse du carré de la distance. Si on appelle  $k'$  la quantité correspondante à  $k$ , on aura  $k' = \frac{k f^2}{f'^2}$ , ou  $f' \sqrt{k'} = f \sqrt{k}$ . Donc puisqu'on aura également ( en appelant  $T'$  le temps de la révolution )  $T' f' \sqrt{2 k'} = c' a'^{\frac{3}{2}}$ ; à cause de  $f' \sqrt{k'} = f \sqrt{k}$ , on aura aussi  $T' f \sqrt{2 k} = c' a'^{\frac{3}{2}}$ ; donc  $T : T' :: a^{\frac{3}{2}} : a'^{\frac{3}{2}}$ ; c'est-à-dire, que les durées des révolutions sont comme les racines quarrées des cubes des grands axes. On peut donc, par l'observation des temps périodiques des planetes, connoître les rapports des grands axes de leurs orbites.

530. Enfin si dans l'équation  $C' - \frac{ds^2}{2dt^2} = \int p' d\zeta$  trouvée ci-dessus, on met pour  $\frac{ds}{dt}$ , la vitesse  $u$ , & pour  $C'$  &  $\int p' d\zeta$ , leurs valeurs  $\frac{g^2 - 2fk}{2}$ , &  $\frac{ffk}{\zeta}$ , on aura . . . . .

$$u = \sqrt{g^2 - 2fk + \frac{ffk}{\zeta}}$$

D'où l'on conclura en faisant  $du = 0$ , que la plus grande & la plus petite vitesse, ont lieu aux deux extrémités opposées du grand axe; puisqu'on trouvera  $\frac{d\zeta}{\zeta} = 0$ , ce qui, par l'équation de la courbe, donne  $-dr \sin r = 0$ , condition qui a lieu, lorsque  $r = 0$ , &  $r = 180^\circ$ .

531. Il n'en est pas toujours de même, lorsque la force centrale n'agit pas en raison inverse du carré de la distance. Le point de la plus grande vitesse, qu'on appelle le point du *Périhélie* ou le *Périhélie*, & celui de la plus petite vitesse, qu'on appelle l'*Aphélie*, ne sont pas toujours fixes ni directement opposés.

Telles sont les loix générales des mouvements des corps célestes. Mais en vertu des lois de l'attraction réciproque des parties de la matiere, on sent bien que les mouvements de ces corps doivent être sujets à de petites inégalités résultantes de leurs actions mutuelles. Dans la lune ces inégalités sont assez sensibles. Le calcul de ces inégalités a fait l'objet de plusieurs savantes recherches de la part de *M<sup>rs</sup> d'Alembert*, *Clairaut* & *Euler*. Les équations fondamentales qui servent à les déterminer, sont les équations générales que nous avons

données ci-dessus, en supposant  $P = 0$ . Nous ne pourrions sans nous écarter trop de notre sujet, nous livrer à l'application de nos équations à cet objet. Nous ne pouvons mieux faire que de renvoyer aux ouvrages des savans Géomètres que nous venons de citer.

Enfin, nos deux équations générales renferment le cas où l'on voudroit avoir égard à la résistance que les planetes éprouveroient dans leur mouvement, de la part du milieu où elles se meuvent. M. l'abbé *Bessier* a très-bien discuté ce dernier point, dans sa Piece qui a remporté le prix de l'Académie des Sciences pour l'année 1762.

532. Jusqu'ici nous n'avons considéré qu'un seul corps. Supposons maintenant que deux corps  $M$  &  $M'$  (*Fig. 63*) ayant été lancés aux points  $B$  &  $D$ , suivant les directions quelconques, s'attirent l'un & l'autre, en raison de leurs masses, & en raison d'une fonction quelconque de leur distance  $MM'$ : voici comment on déterminera les courbes qu'ils décrivent, & les circonstances de leurs mouvements, en supposant d'abord que le tout se passe dans un même plan.

Soit  $MQ$  la vitesse que l'action de la masse  $M'$  imprimeroit à  $M$  dans un instant,  $M'Q'$  celle que  $M$  imprimeroit à  $M'$  dans le même instant. On aura donc  $M'Q' = \frac{M}{M'} \times MQ$ .

Prenons arbitrairement la ligne  $AP$ ; & des points  $M$  &  $M'$  abaïssons les perpendiculaires  $MP$ ,  $M'P'$ . Décomposons les vitesses  $MQ$ ,  $M'Q'$ , en vitesses  $MR$ ,  $M'R'$  parallèles à  $PM$ , & en vitesses  $MS$ ,  $M'S'$  parallèles à  $AP$ : & en nommant  $AP$ ,  $x$ ;  $PM$ ,  $y$ ;  $AP'$ ,  $x'$ ;  $P'M'$ ,  $y'$ ;  $AC$ ,  $r$ ;  $CM$ ,  $z$ ;  $C'M'$ ,  $z'$ ; supposant de plus que  $P$  marque la vitesse qu'engendreroit en une seconde de temps, la force avec laquelle  $M'$  agit sur  $M$  dans leur situation actuelle, si cette force agissoit également pendant toute la durée de cette seconde; nous aurons  $MQ = P dt$ ,  $M'Q' = \frac{M}{M'} P dt$ ,  $MR = \frac{P y dt}{z}$ ,  $MS = \frac{P(x-r) dt}{z}$ ,

$M'R' = \frac{M P y' dt}{M' z'}$ ,  $M'S' = \frac{M}{M'} \frac{P'(r-x') dt}{z'}$ , ou à cause

des triangles semblables  $MPC$ ,  $M'P'C$  qui donnent  $\frac{y}{z} = \frac{y'}{z'}$ , &  $\frac{x-r}{z} = \frac{r-x'}{z'}$ , nous aurons  $M'R' = \frac{M}{M'} \frac{P y dt}{z}$ , &  $M'S' =$

$\frac{M P(x-r)dt}{M' \zeta}$ . Donc en raisonnant comme dans les exemples précédents, nous aurons  $\frac{P y dt}{\zeta} = -d\left(\frac{dy}{dt}\right) \dots \dots (A)$ ,

$\frac{P(x-r)dt}{\zeta} = -d\left(\frac{dx}{dt}\right) \dots (B)$ ,  $\frac{M P y dt}{M' \zeta} = -d\left(\frac{dy'}{dt}\right) \dots (C)$ ,

$\frac{M P(x-r)dt}{M' \zeta} = d\left(\frac{dx'}{dt}\right) \dots (D)$ .

Si l'on substitue dans les équations C & D, la valeur de  $\frac{P y dt}{\zeta}$ , & de  $\frac{P(x-r)dt}{\zeta}$ , tirées des équations A & B, on

aura  $-\frac{M}{M'} \left(\frac{dy'}{dt}\right) = -d\left(\frac{dy'}{dt}\right)$ , &  $-\frac{M}{M'} d\left(\frac{dx}{dt}\right) = d\left(\frac{dx'}{dt}\right)$ ; & en intégrant  $C \times M' = \frac{M dy}{dt} - \frac{M' dy'}{dt}$ , &

$C' \times M' = \frac{M dx}{dt} + \frac{M' dx'}{dt}$ . Mais  $\frac{dx}{dt}$ ,  $\frac{dx'}{dt}$  étant les vitesses, des corps parallèlement à AP, la somme des produits  $\frac{M dx}{dt}$ ,  $\frac{M' dx'}{dt}$  doit (305) être  $= (M + M') g$ , en appel-

lant  $g$  la vitesse du centre commun de gravité, parallèlement à AP. On a donc  $C' \times M' = (M + M') g$ ; par la même raison l'équation  $\frac{M dy}{dt} - \frac{M' dy'}{dt} = C \times M'$  dans laquelle  $\frac{dy}{dt}$  &  $\frac{dy'}{dt}$  marquent les vitesses opposées de M & M', parallèlement à PM, fait voir qu'en nommant  $g'$  la vitesse du centre de gravité parallèlement à PM, on aura  $C \times M' = (M + M') g'$ ; donc  $g$  &  $g'$  sont des quantités constantes. Donc le centre de gravité se meut uniformément, & en ligne droite; ce qui est d'ailleurs connu par ce qui a été dit (319).

Supposons donc, pour plus de simplicité, que la ligne des  $x$  soit prise sur la route du centre de gravité qui est facile à déterminer (305), par les vitesses primitivement imprimées, alors nous aurons  $g' = 0$ , &  $g dt = dx$ . Faisons  $x - r = q$ ; nous aurons  $dx - dr = dq$ , & par conséquent  $d\left(\frac{dx}{dt}\right) = d\left(\frac{dr + dq}{dt}\right) = d\left(g + \frac{dq}{dt}\right) = d\left(\frac{dq}{dt}\right)$ . Substituant



dans l'équation *B*, nous aurons  $\frac{Pq dt}{z} = -d\left(\frac{dq}{dt}\right)$ , équation qui conjointement avec l'équation *A*, ou  $\frac{Py dt}{z} = -d\left(\frac{dy}{dt}\right)$

déterminera la courbe & le mouvement de *M* par rapport au point mobile *C*. Ainsi en imitant ce que nous avons fait ( 520 ), je retranche la première de ces deux dernières équations multipliée par *y*, de la seconde multipliée par *q*, & j'ai  $y d\left(\frac{dy}{dt}\right) - q d\left(\frac{dq}{dt}\right) = 0$ , dont l'intégrale est  $\frac{y dy}{dt} - \frac{q dq}{dt} = C''$ . Pareillement, à la première multipliée par  $\frac{dq}{dt}$  ;

j'ajoute la seconde multipliée par  $\frac{dy}{dt}$ , & j'ai  $\frac{Pq dq + Py dy}{dt} = -\frac{dq}{dt} d\left(\frac{dq}{dt}\right) - \frac{dy}{dt} d\left(\frac{dy}{dt}\right)$ , ou ( à cause que  $q dq + y dy = z dz$  ),  $P dz = -\frac{dq}{dt} d\left(\frac{dq}{dt}\right) - \frac{dy}{dt} d\left(\frac{dy}{dt}\right)$ , dont l'intégrale est  $\int P dz = C''' - \frac{dq^2 + dy^2}{2 dt^2}$ .

Supposons maintenant, l'angle  $ACM = x''$ . Nous aurons  $y = z \sin x''$ ,  $q = -z \cos x''$ . Si l'on substitue pour *q* & *y*, ces valeurs, on aura  $z^2 dx'' = C'' dt$ , &  $\int P dz = C''' - \frac{d z^2 + z^2 dx''^2}{2 dt^2}$ .

Substituant dans celle-ci, la valeur de *dt* tirée de la précédente, on aura toute réduction faite, . . . . .

$$dx'' = \frac{\frac{dz}{z}}{\sqrt{\frac{2 C'''}{C''^2} - \frac{2}{C''^2} \int P dz - \frac{1}{z^2}}}$$

Or puisque le point *C* est continuellement le centre commun de gravité de *MM'*, on a  $MM' = \frac{M + M'}{M} \times z$ ; donc puisque *P* est supposé une fonction de *MM'*, *P* sera une fonction de *z*. Donc notre équation finale est toute séparée.

Si l'on compare cette équation à celle que nous avons trouvée ( 520 ) pour le cas où l'un des points attirants étoit

fixe, on voit qu'ici le corps  $M$  se meut autour du point mobile  $C$ , comme si ce point étoit fixe & attiroit aussi proportionnellement à une fonction de la distance  $MC$ , puisque  $MC$  a un rapport constant avec  $MM'$ .

L'équation  $C'' dt = \chi^2 dx''$  donnera  $dt$  exprimé en  $\chi dz$ . Cette même équation donne la vitesse angulaire autour de  $C$ ,

savoir  $\frac{dx''}{dt} = \frac{C''}{\chi^2}$ ; expression tout-à-fait semblable à celle

que nous avons trouvée ( 523 ). Enfin l'équation . . . .

$$sP d\chi = C''' - \frac{dq^2 + dy^2}{2 dt^2} \text{ ou } sP d\chi = C''' - \frac{ds^2}{2 dt^2}, \text{ en}$$

appelant  $s$  l'arc de la courbe que  $M$  décrit autour de  $C$ , donne la vitesse dans cette courbe exprimée aussi de la même manière qu'on l'auroit au n° 520. Or cette vitesse étant connue, &

celle de  $C$  l'étant aussi par l'équation  $g dt = dr$ , ou  $\frac{dr}{dt} = g$ ,

il sera facile d'avoir la vitesse absolue de  $M$ .

Enfin la courbe que décrit  $M$  autour de  $C$  & la vitesse de  $C$  étant connue, il est facile d'avoir la position de  $M$ , au bout d'un temps quelconque  $t$ . On voit facilement par ce que nous venons de dire de  $M$ , ce qu'on doit dire de  $M'$ .

533. Si l'on suppose que les deux corps s'attirent en raison inverse du carré de leur distance, & que l'on nomme  $k$  la vitesse qu'imprimerait à  $M$ , en une seconde de temps, l'action continuée de  $M$ , telle qu'elle s'exerceroit à la

distance  $f$ , on aura  $P = \frac{ffk}{(MM')^2} = \frac{M'^2}{(M+M')^2} \times \frac{ffk}{\chi\chi}$ ; d'où

il sera facile de conclure, en raisonnant comme on l'a fait ( 525 ), que chaque corps décrit autour de  $C$  une ellipse dont  $C$  est le foyer, & dont les axes seront faciles à déterminer.

534. Si la loi suivant laquelle les corps agissent les uns sur les autres n'étoit pas donnée immédiatement, rien n'empêcherait de se conduire comme si elle étoit donnée. Les conditions de la question donneraient toujours autant d'équations qu'il est nécessaire tant pour déterminer les circonstances du mouvement, que pour éliminer la lettre ou les lettres par lesquelles on avoit représenté la loi de ces actions. Par exemple, supposons que deux corps  $M$  &  $M'$  ( Fig. 64 ), sans pesanteur, liés par un fil, décrivent les courbes  $BM$ ,  $DM'$ , en vertu d'impulsions primitives dirigées dans un même plan,

& de la résistance qu'ils s'opposent par l'inextensibilité du fil.

A l'instant où ces corps arrivent en  $M$  &  $M'$ , on concevra (318) que les vitesses  $MH$ ,  $M'H'$  qu'ils auroient s'ils devenoient libres, sont décomposées en vitesses  $Mn$ ,  $M'n'$ , suivant les courbes, & en vitesses  $MN$ ,  $M'N'$  qui soient détruites. Il faudra donc que  $MN$ ,  $M'N'$  soient directement opposées, & (218) que  $M \times MN = M' \times M'N'$ .

Maintenant,  $MN$  devant être égale & directement opposée à la vitesse que l'action de  $M'$  tend à donner à  $M$  suivant le fil; si l'on appelle  $P$  la vitesse que cette action continuée uniformément pendant une seconde, engendreroit dans  $M$ , on aura  $MN = P dt$ , & cette vitesse  $P dt$ , dirigée de  $M$  vers  $M'$  sera celle par laquelle le mouvement de  $M$  varie; donc on aura aussi  $M'N' = \frac{M}{M'} P dt$ , & celle-ci devant être égale à la

vitesse que  $M$  engendreroit dans  $M'$ , suivant le fil, pendant l'instant  $dt$ , est celle par laquelle le mouvement de  $M'$  varie. Donc si conservant les mêmes dénominations que ci-dessus (532) on décompose, de même, les vitesses  $P dt$ , &  $\frac{M}{M'} P dt$

dirigées de  $M$  vers  $M'$  & de  $M'$  vers  $M$ , on parviendra absolument aux mêmes équations. Et si l'on observe de plus que  $z$  est constante, & que par conséquent  $dt = 0$ , on aura tout ce qu'il faut pour déterminer le mouvement, & pour éliminer  $P$ . De ces équations, traitées comme ci-dessus (532), on conclura facilement que les deux corps décrivent uniformément autour de leur centre commun de gravité, des circonférences de cercle, tandis que ce centre se meut aussi uniformément.

535. Si les corps sont supposés pesants, on concevra que les vitesses  $MH$ ,  $M'H'$  (Fig. 65) qu'ils auroient suivant les tangentes, s'ils devenoient libres, & que la pesanteur n'agit pas sur eux, soient combinées (223) avec les vitesses  $Mk$ ,  $M'k'$  que la pesanteur tend à leur donner dans un instant, & que  $Ms$ ,  $M's'$  soient les vitesses qu'ils auroient alors. Puis (318) on imaginera que ces vitesses soient décomposées en vitesses  $Mn$ ,  $M'n'$  suivant les courbes, & en vitesses  $MN$ ,  $M'N'$ , qui soient détruites. On aura donc  $M \times MN = M' \times M'N'$ ,  $MN$  &  $M'N'$  étant dirigés suivant le fil.

Maintenant, soit que la pesanteur de  $M'$  soit supposée la même ou différente de celle de  $M$ ,  $M$  reçoit suivant le fil, de la part de  $M'$ , une vitesse égale à  $MN$  & en sens contraire, laquelle

conjointement avec la pesanteur  $Mk$ , est ce qui fait qu'au lieu de venir en  $H$ , il vient en  $n$ . Ainsi les vitesses qui font varier le mouvement de  $M$  sont la vitesse  $MN$  dirigée en sens contraire, & la vitesse  $Mk$ . Par la même raison les vitesses qui font varier le mouvement de  $M'$ , sont la vitesse  $M'N'$  dirigée en sens contraire, & la vitesse  $M'k'$ . Or en raisonnant comme

ci-dessus (534), on aura  $MN = P dt$  &  $M'N' = \frac{M}{M'} P dt$ .

Donc si on décompose les vitesses suivant  $NM$  &  $Mk$ , & les vitesses suivant  $N'M'$  &  $M'k'$ , en vitesses parallèles aux  $x$ , & aux  $y$ ; on égalera à  $d\left(\frac{dx}{dt}\right)$ , la somme ou la différence des vitesses parallèles aux  $x$ ; & à  $d\left(\frac{dy}{dt}\right)$ , la somme ou la différence des vitesses parallèles aux  $y$ , pour le corps  $M$ . Et opérant d'une manière semblable pour  $M'$ , si pour plus de simplicité on suppose que la pesanteur est parallèle aux  $y$ , on aura, en nommant  $p$  la vitesse que la pesanteur donne dans une

seconde, les équations suivantes —  $\frac{y}{z} P dt - p dt = d\left(\frac{dy}{dt}\right)$ ,  
 $-\left(\frac{x-r}{z}\right) P dt = d\left(\frac{dx}{dt}\right)$ ,  $p dt - \frac{y'}{z'} \times \frac{M}{M'} P dt = d\left(\frac{dy'}{dt}\right)$ ,  
 $\frac{r-x'}{z'} \times \frac{M}{M'} P dt = d\left(\frac{dx'}{dt}\right)$ . On observera de plus, que  $\frac{y'}{z'} = \frac{y}{z}$ , &  $\frac{r-x'}{z'} = \frac{x-r}{z}$ , & que  $z + z'$  est constant.

Substituant dans les deux dernières équations du mouvement, ces deux valeurs, & celle de  $\frac{P y dt}{z}$  &  $P dt \left(\frac{x-r}{z}\right)$  que donnent les deux premières équations, on aura . . .  
 $p dt + \frac{M}{M'} p dt + \frac{M}{M'} d\left(\frac{dy}{dt}\right) = d\left(\frac{dy'}{dt}\right)$  &  $-\frac{M}{M'} d\left(\frac{dx}{dt}\right) = d\left(\frac{dx'}{dt}\right)$ . De cette dernière on conclura que le mouvement du centre de gravité parallèlement aux  $x$ , est uniforme. La précédente qui est la même chose que  $(M + M') p dt = M' d\left(\frac{dy'}{dt}\right) - M d\left(\frac{dy}{dt}\right)$  fait voir que le centre de gravité

obéit à la pesanteur comme le feroit un corps libre. Donc (495) le centre de gravité décrit une parabole  $F'QF$ , comme le feroit un projectile qui auroit été lancé avec la vitesse que le centre de gravité a eue au commencement du mouvement, & suivant la même direction. Et puisque les distances des deux corps à ce centre de gravité sont constantes, ils décriront donc autour de ce centre de gravité des circonférences de cercle, & les décriront uniformément.

536. S'il y avoit un plus grand nombre de corps ; s'il y en avoit trois, par exemple, sans pesanteur, & liées par les deux fils  $MM'$ ,  $MM''$  (Fig. 66) ; on imagineroit (318) qu'au moment où les corps  $M$ ,  $M'$ ,  $M''$  arrivent en  $M$ ,  $M'$ ,  $M''$ , les vitesses  $MH$ ,  $M'H'$ ,  $M''H''$  qu'ils auroient suivant les tangentes, s'ils devenoient libres, se décomposent chacune en deux autres, l'une suivant la courbe, & l'autre qui doit être détruite. Cette autre pour chacun des deux corps  $M'$  &  $M''$  doit donc être dirigée suivant le fil ; & pour le corps  $M$ , elle doit se décomposer en deux autres dirigées suivant les fils  $MM$ ,  $M''M$  ; en sorte que si  $M''N''$ ,  $M'N'$ ,  $Mo$ ,  $Mq$  sont ces secondes vitesses, on doit avoir  $M \times Mq = M' \times M'N'$  &  $M \times Mo = M'' \times M''N''$ . Ainsi si l'on appelle  $P$ , la vitesse qu'engendreroit dans  $M$ , en une seconde de temps, l'action de  $M'$  continuée uniformément, &  $P'$  celle que  $M''$  engendreroit pareillement dans  $M$ , on aura  $Mq = P dt$ ,  $Mo = P' dt$ ,  $M'N' = \frac{M}{M'} P dt$ ,  $M''N'' = \frac{M}{M''} P' dt$ .

Si l'on conçoit ensuite que les vitesses  $qM$ ,  $oM$ ,  $M'N'$ ,  $M''N''$  soient décomposées chacune en deux autres, l'une parallèle à  $AP$ , l'autre parallèle à  $PM$  ; & que l'on nomme  $AP$ ,  $x$  ;  $PM$ ,  $y$  ;  $AP'$ ,  $x'$  ;  $P'M'$ ,  $y'$  ;  $AP''$ ,  $x''$  ;  $P''M''$ ,  $y''$  ;  $AC$ ,  $r$  ;  $AC'$ ,  $r'$  ;  $CM$ ,  $z$  ;  $CM'$ ,  $z'$  ;  $C'M'$ ,  $z''$  ;  $C'M''$ ,  $z'''$  ; il sera facile, en imitant les solutions précédentes, de trouver l'expression de la variation de la vitesse parallèlement à  $AP$  & à  $PM$ , tant pour  $M'$ , que pour  $M''$ , & on les égalera à

$$d\left(\frac{dx}{dt}\right), \text{ \& } d\left(\frac{dy}{dt}\right), d\left(\frac{dx''}{dt}\right), d\left(\frac{dy''}{dt}\right) \text{ respectivement.}$$

A l'égard de  $M$ , la variation de la vitesse parallèlement à  $AP$ , parallèlement à  $PM$ , résultera des deux autres qui naîtront de la décomposition de  $Mq$ ,  $Mo$  ; c'est pour-

quoi ce que l'on doit éгалer, ici, à  $d\left(\frac{dx'}{dt}\right)$  & à  $d\left(\frac{dy'}{dt}\right)$ , c'est la somme ou la différence des deux efforts paralleles à  $AP$ , & des deux efforts paralleles à  $PM$  selon qu'ils agissent d'un même sens, ou de sens opposés. Par-là on aura six équations. On observera de plus que les triangles  $MPC$ ,  $M'P'C'$ , sont semblables, & qu'il en est de même des triangles  $MPC'$ ,  $M''P''C'$ . Enfin les distances  $MM'$ ,  $MM''$  sont constantes. Avec ces conditions, on a tout ce qu'il faut pour trouver le mouvement, & les courbes décrites : nous ne nous y arrêterons pas davantage.

Si les corps étoient pesants, on imiteroit ce qui a été fait (535).

On voit donc comment on doit se conduire, quand il y a un plus grand nombre de corps.

537. Si les impulsions primitives que les corps ont reçues n'étoient points dirigées dans un même plan, ou si les forces qui font varier les mouvements, n'étoient pas dirigées dans un même plan ; alors après avoir décomposé la vitesse que chaque corps tend à avoir, en deux autres, l'une qu'il aura réellement & l'autre qui doit être détruite ; on décomposera cette dernière en autant d'autres qu'il sera nécessaire pour que l'équilibre, en vertu de ces dernières vitesses, ait lieu : puis pour avoir les équations des courbes & du mouvement, on décomposera ces dernières vitesses supposées dirigées en sens contraire, en trois autres paralleles à trois droites que l'on pourra supposer perpendiculaires entr'elles, & que l'on regardera comme les coordonnées  $x, y, z; x', y', z'$ , &c. des courbes. Et ayant fait, pour chaque corps, une somme de toutes celles qui agissent parallèlement à l'une de ces lignes\*, on l'égalera à  $d\left(\frac{dx}{dt}\right)$ , ou  $d\left(\frac{dy}{dt}\right)$ , &c.

538. Si l'on applique ceci à la question traitée (532), en supposant que les impulsions primitives aient été dirigées en différents plans, on verra que le mouvement du centre de gravité est uniforme ; que relativement à un plan quelconque le mouvement se passe d'une manière toute semblable à ce qui

\* Par le mot *somme*, nous entendons toujours la somme des vitesses dirigées dans un sens, moins la somme de celles qui sont dirigées dans l'autre.

auroit lieu si les deux corps se mouvoient dans ce plan ; & qu'il y a un plan relativement auquel les deux corps s'élevent ou s'abaissent tous deux également. Ce plan est facile à déterminer en imaginant d'abord que les vitesses imprimées soient décomposées chacune en deux autres, l'une dans ce plan, l'autre qui lui soit perpendiculaire ; alors si l'on suppose ces deux dernières égales, on aura la position de ce plan à l'égard d'un plan connu auquel on aura rapporté les directions des vitesses imprimées. Ainsi, dans le cas présent le mouvement se passe comme dans le premier cas, à cette différence près que le plan dans lequel les deux corps sont mus, est transporté parallèlement à lui-même, & perpendiculairement avec une vitesse uniforme.

539. Si la cause qui fait varier le mouvement, au lieu d'être l'action des corps entr'eux, est la résistance de quelque obstacle immobile, comme lorsqu'un corps parcourt une surface courbe tant en vertu de sa pesanteur que d'un mouvement primitivement imprimé, on se conduira encore d'après les mêmes principes, en cette manière.

Soit  $ab$  (Fig. 67) la ligne qui tend à décrire pendant l'instant  $dt$ , lorsqu'il est arrivé au point quelconque  $a$  de la surface courbe, &  $bc$  la vitesse que la pesanteur lui donneroit, pendant cet instant ;  $ac$  fera la ligne qu'il décriroit sans la résistance de la surface. Il faut donc que  $ac$  se décompose en deux autres vitesses, l'une  $af$  suivant la surface courbe, & l'autre  $aq$  qui soit détruite. Donc  $aq$  ou sa parallèle  $cf$  doit être perpendiculaire à la surface courbe.

Concevons par  $a$  un plan horizontal qui coupe la surface du solide, selon  $ar$  ; & par  $f$  un plan vertical qui coupe cette même surface suivant  $fr$ , & le plan horizontal suivant  $ri$ . Soit  $ai$  perpendiculaire à  $ri$ , &  $ah$  la projection de  $af$  sur le plan horizontal  $ari$ . Du point  $c$ , tirons  $cd$  perpendiculaire au plan vertical  $rfgi$ , &  $ce$  perpendiculaire à la verticale  $hf$  ; enfin de  $d$ , tirons  $df$  &  $de$ . Puisque le corps, qui seroit venu en  $b$  si le mouvement qu'il avoit en  $a$  n'avoit pas changé, vient au contraire en  $f$  tant par la vitesse  $bc$  de la pesanteur que par la résistance  $cf$  de la surface,  $bc$  &  $cf$  sont donc les deux vitesses qui font varier son mouvement. Concevons la vitesse  $cf$  décomposée en deux autres, l'une suivant  $ce$ , & l'autre égale & parallèle à  $ef$  ; la variation qui arrive à la vitesse verticale sera donc  $bc - ef$ , on aura donc  $pdt - ef =$

$d\left(\frac{dz}{dt}\right)$ , ou  $ef = pdt - d\left(\frac{dz}{dt}\right)$  en appelant  $z$  la distance verticale du corps à un plan horizontal fixe situé au-dessus de ce corps.

Décomposons la vitesse  $ce$ , en deux autres; l'une suivant  $cd$ , & l'autre égale & parallèle à  $de$ ;  $cd$  sera la variation de la vitesse parallèlement à  $ai$ , ainsi on aura  $cd = d\left(\frac{dx}{dt}\right)$  en appelant  $x$  la distance du corps à un plan vertical parallèle à  $rfgi$ . Enfin  $de$  est la variation de la vitesse parallèle à  $ri$ , ainsi on aura  $de = -d\left(\frac{dy}{dt}\right)$  en appelant  $y$  la distance du corps à un plan vertical parallèle à  $aig$ , & supposé au-delà de  $g$  par rapport à  $f$ . Or il est aisé de démontrer que les triangles  $def$ ,  $rfh$  sont semblables, & qu'il en est de même des triangles  $cde$ ,  $air$ .

Cela posé, on a  $ai = dx$ ,  $ig = dz$ ,  $gf = dy$ . Soit  $ir = dy'$ ;  $dy'$ , sera la différence de  $y$  prise en supposant  $z$  constant. On aura donc  $-d\left(\frac{dy}{dt}\right) : pdt - d\left(\frac{dz}{dt}\right) :: dz :$

$dy' - dy$ ; &  $d\left(\frac{dx}{dt}\right) : -d\left(\frac{dy}{dt}\right) :: dy' : dx$ . Donc

$$-dy'd\left(\frac{dy}{dt}\right) + dyd\left(\frac{dy}{dt}\right) = pdzdt - dzd\left(\frac{dz}{dt}\right),$$

$$\& dx d\left(\frac{dx}{dt}\right) = -dy'd\left(\frac{dy}{dt}\right).$$

Si après avoir divisé ces deux équations par  $dt$ , on les ajoute ensuite, on aura  $\frac{dx}{dt} d\left(\frac{dx}{dt}\right) + \frac{dy}{dt} d\left(\frac{dy}{dt}\right) +$

$$\frac{dz}{dt} \left(\frac{dz}{dt}\right) = pdz, \& \text{ en intégrant } \frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{2 dt^2} = pz + C;$$

ou en nommant  $ds$  le petit arc  $af$ ,  $\frac{ds^2}{2 dt^2} = pz + C$ . Or  $\frac{ds}{dt}$

est la vitesse; donc si l'on suppose qu'au commencement du mouvement le corps n'ait reçu aucune impulsion, on a

$$\frac{ds^2}{2 dt^2} = pz, \text{ ou } \frac{ds^2}{dt^2} = 2pz, \text{ c'est-à-dire, que quelle que}$$



soit la surface courbe, la vitesse est la même que si le corps étoit tombé librement de pareille hauteur.

Maintenant, ayant l'équation de la surface courbe, il sera facile d'avoir  $z$  &  $dz$  en  $x$  &  $dx$ ,  $y$  &  $dy$ ; & celle de  $dy'$  en  $x$ ,  $y$  &  $dx$ . Substituant dans l'équation  $\frac{ds^2}{dt^2} = 2p z + 2C$ , & dans

l'équation  $dx d\left(\frac{dx}{dt}\right) = -dy'd\left(\frac{dy}{dt}\right)$ , & mettant dans celle-ci, pour  $dt$ , sa valeur tirée de la première, on aura une équation en  $x$ ,  $dx$ ,  $ddx$ ,  $y$ ,  $dy$ ,  $ddy$ , laquelle étant intégrée donnera la projection de la courbe, sur le plan horizontal. Et pour faciliter l'intégration, on pourra supposer constante, telle différentielle que l'on voudra.

540. Si l'impulsion primitive a été donnée horizontalement, & que l'on veuille savoir quelle devroit être la surface courbe pour que le corps continuât à se mouvoir horizontalement, alors on a  $dz = 0$ , &  $dy' = dy$ ; ce qui réduit les deux équations du mouvement, à cette seule  $dx d\left(\frac{dx}{dt}\right) = -dy d\left(\frac{dy}{dt}\right)$

qui étant divisée par  $dt$ , & intégrée, donne  $dx^2 + py^2 = 2Cdt^2$ , & fait voir que la vitesse est constante. Or pour que ce mouvement ait lieu, il faut que la force centrifuge & la pesanteur se réduisent à une seule force perpendiculaire à la surface courbe.

Supposons donc que  $ab$  (Fig. 68) marque la force centrifuge;  $ad$  la pesanteur; que  $ae$  soit la section de la courbe par un plan vertical perpendiculaire à la surface, soit  $ef = dz'$ ,  $af = dy''$ , &  $g$  la vitesse que la force centrifuge engendrerait en une seconde, par son action répétée uniformément. On aura  $dz' : dy'' :: g : p$ . Or nous avons vu (496) que  $g : p :: h : \frac{1}{2}R$ , en nommant  $R$ , le rayon de la développée dans la tranche horizontale que le corps décrit; donc  $h : \frac{1}{2}R ::$

$$dz' : dy'', \text{ ou } dy'' = \frac{R dz'}{2h},$$

$h$  étant la hauteur d'où le

corps devoit tomber pour acquérir sa vitesse actuelle. On voit donc qu'il y a une infinité de surfaces courbes; dans lesquelles ce mouvement peut avoir lieu. Si la surface courbe est un solide de révolution, alors  $R$  est une quantité constante pour chaque tranche, &  $= y''$ . On a donc  $\frac{dv''}{y''} = \frac{dz'}{2h}$ .

541. Si la courbe génératrice, est un cercle; ou si la sur-

face courbe est celle d'une sphère dont  $a$  soit le rayon ; on aura  $dy'' : d\zeta' :: Qg : y''$ ,  $Q$  étant le centre. L'équation  $\frac{dy''}{dz'} = \frac{d\zeta'}{2h}$ , devient donc  $\frac{Qg}{y''^2} = \frac{1}{2h}$  ; donc  $h = \frac{1}{2} \frac{y''^2}{Qg}$  ; c'est-à-dire, que pour qu'un corps suspendu par un fil, à un point fixe  $Q$ , puisse faire des oscillations coniques, il faut que la hauteur due à la vitesse d'impulsion soit la moitié de la troisième proportionnelle à la hauteur & à la demi-base du cône.

L'équation  $dx^2 + dy^2 = 2C dt^2$  trouvée ci-dessus ou  $\frac{ds'^2}{dt^2} = 2C$ , en appelant  $s'$  un arc quelconque de la circonférence qui a  $y''$  pour rayon, donne  $2C = 2ph$ , ou  $C = ph$  ; donc  $\frac{ds'}{dt} = \sqrt{2ph}$ , &  $t = \frac{s'}{\sqrt{2ph}}$  ; donc en nommant  $T$  le temps d'une révolution, & supposant le rapport du rayon à la circonférence, comme de  $r$  à  $c$ , on aura  $T = \frac{c y''}{\sqrt{2ph}}$  ; ou en mettant pour  $h$ , sa valeur,  $T = c \sqrt{\frac{Qg}{p}}$ . C'est-à-dire, (puisque  $Qg$  est la hauteur du cône), que la durée des oscillations coniques est toujours la même, tant que la hauteur du cône demeure la même, quel que soit d'ailleurs le rayon ou la longueur du pendule.

Si l'on suppose que la hauteur  $Qg$  diffère très-peu du rayon, que j'appelle  $a$ , on aura à très-peu près,  $T = c \sqrt{\frac{a}{p}}$ , expression qui est absolument la même que celle que nous avons trouvée (469) pour les oscillations très-petites dans un plan vertical. Donc lorsque les oscillations sont petites, elles sont de même durée entr'elles, & sont les mêmes, soit qu'elles se fassent dans un plan vertical, soit qu'elles soient coniques.

542. Si l'on veut savoir quel est le solide de révolution dans lequel le temps d'une révolution autour de l'axe seroit toujours le même, en supposant la vitesse imprimée telle qu'il est nécessaire pour que le mobile pût se mouvoir dans une zone horizontale ; on observera que l'équation  $\frac{dy''}{dz'} = \frac{d\zeta'}{2h}$ , donne  $h = \frac{y'' d\zeta'}{2 dy''}$ . Substituant cette valeur dans celle de  $T$ , on

$$a T =$$

a  $T = \frac{c y''}{\sqrt{\frac{p y'' d z'}{d y''}}}$  qu'il faut donc supposer égal à une

constante  $b$ . Donc  $\frac{p b b y'' d z'}{d y''} = c c y''^2$ , & par conséquent

$d z' = \frac{c c y'' d y''}{p b b}$ ; donc  $z' = \frac{c c y''^2}{2 p b^2}$ ; équation qui fait voir

que la courbe génératrice est une parabole dont le paramètre est  $\frac{2 p b^2}{c^2}$ ; dont le sommet est au point le plus bas, parce

que nous avons supposé tacitement que  $y''$  &  $z'$  croissent en même temps.

543. La surface étant celle d'un solide de révolution dont l'axe soit vertical, on a  $y = \sqrt{2 r x - x x}$ ,  $r$  étant l'ordonnée de la courbe génératrice, & par conséquent une fonction de  $z$  donnée par l'équation de cette courbe.

De cette équation différenciée en supposant  $z$ , & par conséquent  $r$  constant, on tire  $dy' = \frac{r dx - x dx}{\sqrt{2 r x - x x}} = \frac{(r - x) dx}{y}$ .

Si on substitue cette valeur de  $dy'$  dans l'équation  $dx d\left(\frac{dx}{dt}\right) = -dy' d\left(\frac{dy}{dt}\right)$  trouvée ci dessus, on aura  $y d\left(\frac{dx}{dt}\right) = -$

$(r - x) d\left(\frac{dy}{dt}\right)$ , équation dont l'intégrale est  $y \frac{dx}{dt} +$

$(r - x) \frac{dy}{dt} = C'$ , ou  $y dx + (r - x) dy = C' dt$ . Or il est

facile de voir que  $y dx + (r - x) dy$  exprime le double du secteur décrit autour de l'axe, pendant le temps  $dt$ , sur la projection horizontale; donc quelle que soit cette projection, le secteur décrit est proportionnel au temps.

L'équation  $y dx + (r - x) dy = C' dt$ , & l'équation...  $\frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{2 dt^2} = p z + C$ , serviront donc à déterminer

toutes les circonstances du mouvement d'un corps sur la surface d'un solide de révolution; & l'on voit que l'on aura toujours facilement l'équation de la projection, en différences premières.

¶

N

---

---

*DE L'ÉQUILIBRE ET DU MOUVEMENT*  
*DANS LES MACHINES.*

§ 44. **L'**OBJET général des Machines est de transmettre l'action des forces.

On n'a pas toujours pour but, dans l'usage des Machines, d'augmenter l'action dont la force motrice seroit capable si elle agissoit immédiatement sur le mobile : quelquefois il ne s'agit que de transmettre cette action suivant une direction déterminée ; telle est, par exemple, la destination des poulies fixes. D'autres fois on n'a en vue que d'affujettir le mobile à décrire des espaces réglés sur certaines conditions relatives soit au temps, soit à d'autres circonstances quelconques ; conditions qui n'exigent pas toujours que la force motrice augmente en se transmettant ; les machines d'horlogerie en fournissent plusieurs exemples.

Le nombre & la nature des machines varient selon les objets qu'on a en vue. Mais pour être en état de déterminer leurs effets, il n'est pas nécessaire de les avoir considérées toutes. Quelque composées, quelque variées qu'elles soient, elles ne sont que

des combinaisons d'un nombre assez limité de machines simples.

Nous allons d'abord exposer les propriétés de celles-ci. Nous ferons voir ensuite, par divers exemples, comment ces propriétés doivent être appliquées à l'évaluation des effets des machines composées.

Nous réduirons à cinq le nombre des machines simples ; savoir, *les Cordes, le Levier, la Poulie, le Treuil, & le plan incliné.*

A ne considérer ces machines que par rapport à l'équilibre, on pourroit les réduire à deux, & même à une seule ; savoir, au levier. Mais dans le cas du mouvement, la nature de chacune donne lieu à des considérations qui lui sont propres, & qui exigent qu'on en traite séparément.

### *Des Cordes.*

§ 45. Nous supposerons, d'abord, que les cordes sont des corps parfaitement flexibles : nous verrons ailleurs comment on doit avoir égard à leur défaut de flexibilité parfaite.

Nous considérerons aussi, d'abord, les cordes comme non pesantes, mais peu après nous verrons la manière d'avoir égard à leur pesanteur,

Ces deux suppositions faites, il est facile de voir, que le diamètre plus ou moins grand des cordes, ne fait rien à la communication des forces : on peut toujours, par la pensée, substituer aux cordes, un fil qui passeroit suivant l'axe du cylindre qu'elles forment, & supposer que la force appliquée à la corde, agit par le moyen de ce fil seulement.

On emploie les cordes pour transmettre l'action des forces, soit immédiatement, soit en appliquant les cordes aux machines. Mais pour juger des effets des puissances appliquées aux machines par le moyen des cordes, il faut connoître les effets dont elles sont capables, lorsqu'elles agissent par le moyen des cordes seulement.

546. Considérons donc, d'abord, trois puissances  $P$ ,  $Q$ ,  $R$  (*Fig. 69*) agissant les unes contre les autres, par le moyen des cordes  $AP$ ,  $AQ$ ,  $AR$  unies par le nœud  $A$  : & supposant que l'on connoît les directions  $AP$ ,  $AQ$ ,  $AR$ , proposons-nous de déterminer les conditions nécessaires pour que ces trois forces se fassent équilibre, & les rapports de ces forces.

Il est évident 1<sup>o</sup>, qu'elles doivent être toutes trois dans un même plan. Car si l'une, par exemple la force  $R$ , n'étoit pas dans le

plan des deux autres, on pourroit toujours (225) la concevoir décomposée en deux forces, l'une dans ce plan, l'autre perpendiculaire à ce même plan, & par conséquent perpendiculaire à chacune des deux forces  $P$  &  $Q$ ; celle-ci n'agiroit donc en aucune manière pour s'opposer à ces deux-ci; il n'y auroit donc rien pour la détruire; il n'y auroit donc point d'équilibre.

2°. Ces trois forces étant dans un même plan, il faut pour qu'elles se fassent équilibre, que l'une quelconque d'entr'elles, par exemple la force  $P$ , produise deux efforts, l'un égal & contraire à la force  $Q$ , l'autre égal & contraire à la force  $R$ .

Or si après avoir prolongé  $RA$  &  $QA$ , on prend la ligne quelconque  $AD$  pour représenter la force  $P$ , & que sur  $AD$  comme diagonale, on forme le parallélogramme  $ACDB$  dont les côtés  $AB$ ,  $AC$  soient sur le prolongement de  $QA$  & de  $RA$ , les deux côtés  $AB$ ,  $AC$ , représentent (225) deux forces qui agissant conjointement suivant ces directions feroient le même effet que la force  $P$ . Donc  $AB$ ,  $AC$  sont les efforts que  $P$  oppose réellement aux deux forces  $Q$  &  $R$ ; donc pour qu'il y ait équilibre, il faut que  $Q$  puisse être représenté par  $BA$ , & que  $R$  le soit par  $CA$ , dans la supposition que  $P$  le soit

par  $AD$ . On doit donc avoir  $P : Q :: AD : AB$ , &  $P : R :: AD : AC$ , c'est-à-dire,  $P : Q : R :: AD : AB : AC$ . Tel est le rapport que doivent avoir les trois forces  $P, Q, R$  pour être en équilibre.

§ 47. Puisque les deux forces  $Q$  &  $R$  doivent être égales aux deux forces  $AB, AC$  qui sont les composantes de la force  $P$ , on peut donc dire que lorsqu'il y a équilibre entre trois forces, deux quelconques doivent avoir le même rapport avec la troisième, que deux forces composantes ont avec leur résultante.

§ 48. Donc (233) on aura aussi  $P : Q : R :: \sin BAC : \sin CAD : \sin DAB$ , ou ::  $\sin RAQ : \sin RAS : \sin QAS$ , en prolongeant  $PA$  vers  $S$ ; c'est-à-dire, que quand trois forces se font équilibre, chacune est représentée par le sinus de l'angle compris entre les directions des deux autres, prolongées s'il est nécessaire.

§ 49. Puisque les trois forces  $P, Q, R$ , qui doivent se faire équilibre, sont représentées par  $AD, AB, AC$ , ou (ce qui revient au même) par les côtés  $AD, AB, BD$  du triangle  $ABD$  dont les angles  $ABD, BDA, DAB$  sont égaux aux angles  $CAQ, RAS, QAS$  qui déterminent les directions de ces forces; on voit donc que toutes les



questions qu'on peut proposer à l'égard des valeurs & des directions des forces qui doivent se faire équilibre, se réduisent à la Trigonométrie. Par exemple, si l'on donnoit les valeurs des trois forces  $P, Q, R$ , & que l'on demandât comment elles doivent être dirigées pour se faire équilibre, on résoudroit (*Géom.* 304) le triangle  $DBA$  dont les trois côtés sont connus; & les angles que donneroit cette résolution, détermineroient ceux que doivent former entr'elles les directions des puissances. Si l'on donnoit les deux forces  $P$  &  $Q$ , & l'angle  $PAQ$  de leurs directions, ou son supplément  $QAS = DAB$ ; alors on connoitroit les deux côtés  $AD, AB$ , & l'angle compris  $DAB$ ; on pourroit donc (*Géom.* 306) calculer  $DB$  ou la valeur de la force  $R$ , & l'angle  $BDA$  dont l'égal  $SAR$  est celui que la direction de  $R$  doit former avec celle de  $P$ . Si les angles que les trois directions doivent former étoient donnés, on ne pourroit pas (*Géom.* 267) déterminer la valeur absolue des trois forces, mais seulement le rapport. Dans tous les autres cas, la proposition que nous venons d'établir (548) donnera toujours ce que l'on cherche, dès qu'il y aura trois choses connues.

550. Si au lieu d'avoir deux puissances

N 4

$Q$  &  $R$  attachées aux deux cordons, ces deux cordons étoient fixement attachés en  $Q$  &  $R$  ou sur tout autre point de leurs directions;  $AB$ ,  $AC$ , exprimeroient les efforts que supportent ces points fixes.

§ 51. Nous avons supposé (*Fig. 69*) que les trois cordons étoient fixement attachés au nœud  $A$ . Mais si la puissance  $P$  (*Fig. 70*) étoit appliquée à un cordon dont l'extrémité eût un anneau dans lequel passât la corde  $QAR$ , alors on ne seroit pas maître de donner les directions des trois cordons. En effet, il ne suffit pas, alors, que l'effort  $AB$  soit dirigé suivant  $QA$  & égal à la force  $Q$ , & qu'il en soit de même de  $AC$  à l'égard de  $R$ : il faut encore que l'anneau ne puisse pas glisser, ce qui exige que l'angle  $QAS$  soit égal à  $SAR$ ; c'est-à-dire, que la puissance  $P$  doit être dirigée de manière à diviser l'angle  $QAR$  en deux parties égales. Au reste on a toujours  $P : Q : R :: \sin QAR : \sin SAR : \sin QAS$ ; mais comme  $SAR = QAS = \frac{1}{2} QAR$ , cette suite de rapports devient  $P : Q : R :: \sin QAR : \sin \frac{1}{2} QAR : \sin \frac{1}{2} QAR$ ; en sorte que les deux puissances  $R$  &  $Q$  sont égales.

§ 52. Il en est de même si la corde  $RAQ$  tirée par les deux puissances  $R$  &  $Q$ , passe par-dessus un point fixe  $A$ . Les deux puis-

fances  $R$  &  $Q$  doivent être égales, & la pression qui en résulte contre ce point fixe, est dirigée suivant une ligne qui divise l'angle  $QAR$  en deux parties égales, & elle est à l'égard de l'une des deux puissances, comme le sinus de  $QAR$  est au sinus de sa moitié.

§ 53. Tout ce qui précède étant bien compris, rien n'est plus facile que de déterminer les conditions de l'équilibre entre tant de puissances que l'on voudra, appliquées à différents cordons unis par un même nœud ou par différents nœuds.

Supposons d'abord que chaque nœud n'assemble que trois cordons, & que tout est dans un même plan, & tel qu'on le voit (*Fig. 71*).

La puissance  $P$  fait effort contre les deux cordons  $AT$ ,  $AB$ . Prolongeons donc les directions de ceux-ci, & ayant pris  $AF$  pour représenter la puissance  $P$ , formons sur  $AF$  comme diagonale, & sur les prolongements  $AE$ ,  $AD$ , comme côtés, le parallélogramme  $ADFE$ , il faudra que  $T$  soit exprimé par  $AE$ ; & la tension du cordon  $BA$  sera exprimée par  $AD$ ; en sorte qu'en nommant  $a$  cette tension, on aura  $P : T : a :: AF : AE : AD$ , ou  $P : T : a :: \sin DAE : \sin FAD : \sin FAE$ , ou (à cause que  $TAD$  est supplé-

ment de  $D A E$ ) ::  $\sin T A D : \sin F A D : \sin F A E$ .

Concevons l'effort  $A D$  appliqué en  $B$  suivant  $B I$  égale & en ligne droite avec  $A D$ .  $B I$  fait effort contre la puissance  $Q$  & contre le cordon  $B C$ : prolongeant donc, comme ci-dessus, les cordons  $Q B$  &  $C B$ , & formant le parallélogramme  $G B H I$ ,  $B H$  sera la valeur que doit avoir la puissance  $Q$ , &  $B G$  la tension du cordon  $C B$ . On aura, par la même raison, en nommant  $b$  cette tension,  $a : Q : b :: \sin G B H : \sin I B G : \sin I B H$ .

Concevons l'effort  $B G$  appliqué en  $C$  suivant  $C K$  égale & en ligne droite avec  $B G$ .  $C K$  fait effort contre  $S$  & contre  $R$ . Donc si on prolonge  $R C$  &  $S C$ , & que l'on forme comme ci-devant le parallélogramme  $M C L K$ ,  $C M$  exprimera la valeur que doit avoir la force  $R$ , &  $C L$  celle que doit avoir la force  $S$ . On aura, par la même raison,  $b : R : S :: \sin M C L : \sin K C L : \sin M C K$ .

Et si l'on veut avoir immédiatement le rapport de la tension  $T$  d'une branche quelconque  $T A$  de la corde, à la tension d'une autre branche quelconque, de  $C S$  par exemple, on la trouvera facilement en cette manière.

Des suites de rapports ci-dessus, ne prenons que ceux qui concernent les tensions

des parties de la corde  $T A B C S$ : nous aurons

$$T : a :: \sin F A D : \sin F A E$$

$$a : b :: \sin G B H : \sin I B H$$

$$b : S :: \sin M C L : \sin M C K$$

Lesquelles étant multipliées par ordre , donnent  $T : S :: \sin F A D \times \sin G B H \times \sin M C L : \sin F A E \times \sin I B H \times \sin M C K$ . Et si l'on vouloit le rapport de la tension  $I$  à la tension  $b$ , on ne multiplieroit que les deux premières proportions ; & ainsi des autres.

Veut-on avoir le rapport des puissances entr'elles? Il n'y a qu'à tirer des suites de rapports ci-dessus , le rapport de deux puissances consécutives à la tension d'un même cordon : on aura

$$P : a :: \sin T A D : \sin F A E$$

$$a : Q :: \sin G B H : \sin I B G$$

$$Q : b :: \sin I B G : \sin I B H$$

$$b : R :: \sin M C L : \sin K C L$$

Multipliant ces quatre proportions & réduisant (*Géom.* 100)  $P : R :: \sin T A D \times \sin G B H \times \sin M C L : \sin F A E \times \sin I B H \times \sin K C L$ . Et si on vouloit le rapport de  $P$  à  $Q$ , on ne multiplieroit que les deux premières proportions.

On voit , par - là , ce qu'il y a faire pour un plus grand nombre de puissances , & pour comparer les tensions des cordons avec les puissances mêmes.

§ 54. Si les puissances  $P, Q, R$  divisoient en deux parties égales les angles  $TAB, ABC$ , &c. alors les angles  $DAF, FAE$ , seroient égaux, & les angles  $GBH, MCL$  auroient les mêmes sinus que les angles  $IBH, MCK$ ; d'où & des rapports ci-dessus on concluroit que toutes les parties de la corde  $TAECS$  sont également tendues.

§ 55. Si au lieu des puissances  $P, Q, R$ , on avoit en  $A, B, C$  des points fixes, alors (552) la pression que la tension des parties extrêmes de la corde exerceroit sur ces points fixes, seroit dirigée de manière à diviser chaque angle en deux parties égales; & les tensions de toutes les parties  $TA, AB$ , &c. de la corde  $TAECS$  seroient égales (554). Donc (*Fig. 72*) si deux puissances  $T$  &  $S$  tendent une corde appliquée sur le contour d'un polygone ou d'une courbe quelconque, la tension se communiquera également partout, en sorte que ces deux puissances doivent être égales.

§ 56. Lorsque les cordons assemblés par un même nœud, étant dans un même plan, se trouvent être au nombre de plus de trois; ou lorsqu'étant dans des plans différents, ils sont au nombre de plus de quatre; alors les directions des cordons étant données, les rapports des puissances & des tensions des

cordons ne sont pas absolument déterminés; c'est-à-dire, que si un certain nombre de puissances (qui ne soit pas au-dessous de ce qui vient d'être dit) se sont fait équilibre suivant des directions connues, on peut leur substituer pareil nombre d'autres puissances dirigées de la même manière, mais qui ayant entr'elles des rapports tout différents, ne se feront pas moins équilibre.

Par exemple, si les quatre cordons  $AP$ ,  $AQ$ ,  $AR$ ,  $AS$ , (*Fig. 73*) sont tous dirigés dans un même plan, & qu'ayant pris  $AB$  pour représenter la force  $P$ , & prolongé le cordon  $SA$  vers  $C$ , on conçoit l'effort  $AB$  composé de deux autres  $AC$ ,  $AD$  dont le premier soit égal & directement opposé à la puissance  $S$ , rien ne détermine la direction  $AD$  de l'action qui doit s'opposer à l'effort composé des deux puissances  $Q$  &  $R$ ; rien, dis-je, ne détermine cette direction, sinon que prolongée elle doit passer dans l'angle  $QAR$ ; condition à laquelle on voit évidemment qu'il y a une infinité de manières de satisfaire. C'est pourquoi si ayant pris une direction  $AD$  arbitrairement avec la condition seulement qui vient d'être prescrite, on forme sur  $AB$  comme diagonale, & sur les directions  $AC$ ,  $AD$ , comme côtés, le parallélogramme  $ACBD$ ; & qu'ensuite sur

$AD$  comme diagonale, & sur les prolongements  $AE$ ,  $AF$  des directions des deux puissances  $Q$  &  $R$ , on forme le parallélogramme  $AEDF$ ; alors en prenant  $AB$  pour représenter la valeur de  $P$ , on pourra prendre  $AC$  pour celle de  $S$ ,  $AF$  pour celle de  $R$ , &  $AE$  pour celle de  $Q$ , parce que la force  $AB$  agit comme le feroient les deux forces  $AC$ ,  $AD$ , dont la première pour faire équilibre à  $S$ , doit être  $= S$ ; à l'égard de la seconde,  $AD$ , elle agit comme les deux forces  $AF$ ,  $AE$ , qui pour faire équilibre à  $R$  &  $Q$ , doivent leur être respectivement égales. Mais on voit en même temps qu'en donnant à  $AD$  une direction différente,  $AC$ ,  $AF$  &  $AE$  auroient des valeurs différentes, telles néanmoins, qu'étant attribuées aux puissances sur les directions desquelles elles se trouvent, ces puissances se feroient équilibre: ainsi, dans ce cas, les directions restant les mêmes, il y a une infinité de manières de mettre ces puissances en équilibre.

§ 57. Il en est de même lorsque les cordons issus d'un même nœud, sont dans différents plans, & qu'ils sont au nombre de plus de quatre. Mais lorsqu'il n'y en a que quatre, les directions étant données, les rapports que doivent avoir les forces appliquées à ces cordons, sont déterminés.



Car, par deux quelconques  $AP$ ,  $AS$  de ces cordons (*Fig. 74*), on peut toujours concevoir un plan qui prolongé suffisamment rencontrera le plan  $RAQ$  des deux autres, suivant la ligne  $DAE$  quelconque, mais dont la position est déterminée par les directions des quatre puissances. Alors si l'on prolonge la direction  $SA$ , & qu'ayant pris  $AB$  pour représenter la puissance  $P$ , on forme sur  $AB$  comme diagonale, & sur les directions  $AD$ ,  $AC$  comme côtés, le parallélogramme  $DACB$ , on aura  $AC$  pour la valeur de la puissance  $S$ , &  $AD$  pour celle de l'effort que la puissance  $P$  exerce contre les deux puissances  $Q$  &  $R$  agissant conjointement. Donc si ayant prolongé  $QA$  &  $RA$  qui sont dans un même plan avec  $AD$ , on forme sur  $AD$  comme diagonale, & sur les prolongements  $AF$  &  $AG$  comme côtés, le parallélogramme  $AFDG$ ;  $AF$ ,  $AG$  feront les valeurs qu'on doit donner aux deux puissances  $Q$  &  $R$ .

§ 58. Au reste, dans quelque cas que ce soit, soit que les cordons soient ou ne soient pas dans un même plan; comme l'équilibre exige que chaque nœud demeure immobile, si l'on décompose la force ou la tension de chaque cordon appliquée à un même nœud en trois autres forces perpendiculaires en-

tr'elles, ou paralleles à trois droites perpendiculaires entr'elles, il faut (314) pour chaque nœud, que la somme des forces paralleles à chacune de ces lignes, soit zéro. (Bien entendu que par le mot *somme*, on entend ici la somme des forces qui agissent dans un sens, moins la somme de celles qui agissent dans l'autre). Si les cordons assemblés dans un même nœud, étoient dans un même plan, il suffiroit de décomposer en deux forces paralleles à deux lignes perpendiculaires entr'elles, & tirées dans ce même plan. Par ce principe, on aura toujours toutes les conditions de l'équilibre, les cordons étant fixement liés entr'eux.

Pour en donner un exemple simple, proposons-nous de trouver par ce même principe, le rapport de trois puissances en équilibre par le moyen de trois cordons assemblés par un même nœud (*Fig. 75*).

Supposons, pour un moment, que *AG*, *AB*, *AF*, sont les lignes qui peuvent représenter ces trois puissances, & pour avoir moins de décompositions à faire, décomposons les deux puissances *Q* & *R*, comme on le voit dans la figure, c'est-à-dire, chacune en deux; l'une, sur la direction de *P*; l'autre, perpendiculaire à cette même direction. Alors dans les triangles rectangles  
*BAC*,

*BAC*, *FAI*, en représentant le rayon par 1, nous aurons  $BC = AD = AB \sin AQC$ ;  $FI = AE = AF \sin RAC$ ;  $AC = AB \cos QAC$ ;  $AI = AF \cos FAI$ . Donc suivant le principe que nous venons de poser, nous aurons  $AB \sin QAC - AF \sin RAC = 0$ , &  $AB \cos QAC + AF \cos RAC - AG = 0$ . La première de ces équations donne  $AB \sin QAC = AF \sin RAC$ , & par conséquent  $AB : AF :: \sin RAC : \sin QAC$ , c'est-à-dire,  $Q : R :: \sin RAC : \sin QAC$ , ce qui s'accorde parfaitement avec ce qui a été démontré (548). Si de la première équation on tire la valeur de *AF*, & qu'on la substitue dans la seconde, on aura  $AB \cos QAC + \frac{AB \cos RAC \sin QAC}{\sin RAC} - AG = 0$ , ou  $AB \cos QAC \sin RAC + AB \cos RAC \sin QAC = AG \sin RAC$ . Mais (Géom. 284)  $\cos QAC \sin RAC + \cos RAC \sin QAC = \sin (QAC + RAC) = \sin QAR$ ; donc  $AB \sin QAR = AG \sin RAC$ ; c'est-à-dire,  $AB : AG :: \sin RAC : \sin QAR$ , ou  $Q : P :: \sin RAC : \sin QAR$ ; ce qui s'accorde également avec ce qui a été démontré (548).

559. Voyons maintenant ce que la pesanteur des cordes peut changer à la communication de l'action des puissances.

Soient (Fig. 76) tant de puissances que

$\text{g}$

$\text{O}$

l'on voudra appliquées à une même corde sans pesanteur  $TABC$  tirée à ses deux extrémités par deux puissances  $T$  &  $S$ , ou retenue à deux points fixes  $T$  &  $S$ .

Si l'on prolonge les deux cordons extrêmes  $TA$ ,  $CS$  jusqu'à ce qu'ils se rencontrent en  $V$ , il est évident que l'effort résultant des tensions particulières de ces deux cordons extrêmes, doit passer par ce point  $V$ . Et puisque nous supposons qu'il y a équilibre, la résultante des trois puissances  $P$ ,  $Q$  &  $R$ , & des tensions des deux cordons intermédiaires  $AB$  &  $BC$ , doit aussi passer par le point  $V$ , puisque pour l'équilibre elle doit être égale & directement opposée à la résultante des tensions des deux cordons  $TA$  &  $CS$ . Mais la résultante des trois puissances & des tensions des deux cordons intermédiaires, n'est autre que celle des trois puissances seulement, parce que chacun des deux cordons  $AB$  &  $BC$  n'a, par lui-même, aucune action, & par conséquent aucun effet contre quelque partie que ce soit du système. Donc la résultante de toutes les puissances  $P$ ,  $Q$ ,  $R$  appliquées à la corde, passe par le prolongement  $V$  des deux cordons extrêmes.

On a vu (227 & *suiv.*) comment on peut déterminer cette résultante; mais si les cor-

dons sont parallèles, comme il arrive lorsque les puissances  $P$ ,  $Q$ ,  $R$  sont des poids, comme leur résultante ne peut manquer de leur être parallèle, sa direction se détermine tout simplement, en menant par le point  $V$ , une parallèle à l'une des directions de ces poids, c'est-à-dire, une verticale.

Soient donc (*Fig. 77*) tant de poids qu'on voudra, appliqués à une même corde sans pesanteur; ayant prolongé les deux cordons extrêmes, & mené par leur rencontre  $V$  la verticale  $VX$ , on peut réduire, par la pensée, l'équilibre de tout ce système, à celui de trois puissances appliquées à trois cordons assemblés par le nœud  $V$ , & où la puissance dirigée suivant  $XVZ$  est la somme des poids. De-là & de ce qui a été dit (548) on conclura donc que la tension  $T$ , est à la tension  $S$  comme le sinus de  $VXS$  est au sinus de  $TVX$ .

Si l'on se représente, maintenant, une corde pesante, comme l'assemblage d'une infinité de petits poids uniformément distribués sur l'axe de cette corde, on voit donc que si  $S$  (*Fig. 78*) représente le point où la puissance est appliquée à la corde, &  $T$  celui où cette corde est appliquée à une machine, l'action que la puissance exerce sur le point  $T$ , se transmet suivant la tangente  $TV$  à la cour-

be que forme la corde par sa pesanteur : que cette action n'est égale à celle de la puissance  $S$ , que lorsque la verticale menée par le point de concours  $V$  des deux tangentes extrêmes divise l'angle  $TVS$  en deux parties égales ; & qu'en général l'action de la puissance  $S$ , celle qu'elle transmettoit, si la corde n'étoit pas pesante, est à celle qu'elle transmet conjointement avec le poids de la corde, comme le sinus de  $TVX$ , est au sinus de  $SVX$ .

560. Remarquons que, rigoureusement parlant, quelque force que l'on emploie pour tendre une corde, elle ne peut jamais être parfaitement droite, si ce n'est dans la situation verticale. En effet, supposons que la corde  $RAP$  (*Fig. 79*) sans pesanteur, soutient le poids  $Q$ , à l'aide des deux puissances égales  $P$  &  $R$  dont les directions forment un angle infiniment approchant de  $180^\circ$ . On aura  $Q : P :: \sin CAD : \sin CAB$  (548), ou (en prolongeant  $DA$ )  $:: \sin CAS : \sin \frac{1}{2} CAD$ ; mais l'angle  $CAS$  est infiniment petit, par la supposition; &  $\frac{1}{2} CAD$  approche infiniment d'un angle droit; donc  $Q$  doit être infiniment petit par rapport à  $P$ ; donc lors même que le poids  $Q$  est infiniment petit, les deux parties de la corde forment encore un angle.

On peut donc conclure de-là, qu'une force très-petite  $Q$ , excite une tension très-grande dans les cordons  $AP$ ,  $AR$  lorsque l'angle  $RAP$  de ceux-ci est fort obtus.

Par-là on peut expliquer pourquoi en soufflant par le moyen du tuyau  $Aa$  (*Fig.* 80) dans une enveloppe flexible  $aEBCa$  à l'extrémité  $B$  de laquelle est attaché le poids  $P$ , un souffle médiocre suffit pour élever ce poids  $P$  quoiqu'assez considérable. En effet, on peut regarder chaque moitié  $aCB$ ,  $aEB$  de la section verticale de cette enveloppe, comme une corde poussée en chaque point par une force perpendiculaire, égale à la pression que l'air exerce intérieurement contre les parois de l'enveloppe. La résultante de toutes ces pressions doit (559) être dirigée suivant  $FED$ , c'est-à-dire, passer par le concours des tangentes aux extrémités de cette corde, & elle doit être à l'effort qui se fait suivant  $BD$  ::  $\sin aDB$  ou  $\sin aDu$  :  $\sin FDA$ . Or l'angle  $aDu$  est très-petit. Donc l'effort très-petit dirigé suivant  $FD$ , en produit un très-grand suivant  $BD$ ; par la même raison, la pression faite sur  $aEB$  engendrera un effort considérable suivant  $BF$ ; le poids  $P$  sera donc tiré par deux forces très-considérables, suivant  $BD$ ,  $BF$ , & qui auront d'autant plus d'effet que l'angle  $FBD$  sera plus

O 3

petit, parce que leur effort résultant approche d'autant plus d'être égal à leur somme.

*De la courbure que les cordes prennent par les poids, & de la courbure des voiles par l'action du vent.*

561. Lorsqu'une corde ou tout autre corps long & flexible prend une courbure par l'action de plusieurs forces quelconques appliquées à chacun de ses points, pour déterminer quelle peut être cette courbure, voici la route que l'on peut tenir.

Regardant cette courbe comme un polygone d'une infinité de côtés, on en considérera trois consécutifs, & supposant les forces appliquées aux angles, on décomposera celles qui sont appliquées à un même angle, chacune en deux autres dirigées suivant les deux côtés de cet angle. Alors la condition générale de l'équilibre, est que pour chaque côté intermédiaire tel que *bc* (Fig. 81) la somme des forces qui agissent de *b* vers *c*, soit égale à la somme de celles qui agissent de *c* vers *b*.

Supposons qu'à chaque angle, il y ait deux sortes de forces appliquées; l'une perpendiculaire à la courbe, ou qui divise l'angle des deux côtés contigus, en deux parties égales; l'autre parallèle à une droite donnée de position que nous prendrons pour l'axe des *y*.

Soit pour le point *b* la force perpendiculaire à la courbe, = *P*, & la force suivant *Pb* = *Q*; & soient pour le point *c*, ces forces *P* + *dP*, & *Q* + *dQ*. Nommons *Aq* = *x*; *qa* = *y*; *ab* = *ds*. L'angle de contingence *abe* sera (77) exprimé par

par  $-\frac{dx^2}{ds^2} d\left(\frac{dy}{dx}\right)$ ; ou bien puisque le rayon *R* de la développée (77) est exprimé par *ds* divisé par cet angle de contingence, ce qui donne

$$\frac{ds}{-\frac{dx^2}{ds^2} d\left(\frac{dy}{dx}\right)} = R, \text{ on aura}$$

l'angle de contingence exprimé plus simplement par  $\frac{ds}{R}$ . Donc l'angle de contingence *kcd* sera  $\frac{ds + dds}{R + dR}$ .



Cela posé, décomposons d'abord la force  $bf$  ou  $P$ , en  $be$  &  $bg$  dirigées suivant les côtés  $cb$ ,  $ab$ . Nous aurons  $\sin gbe$  ou  $\sin abe : \sin fbg :: P : be$ ; donc en faisant attention que l'angle  $fbg$  est droit, on a  $\frac{ds}{R} : 1 :: P : be = \frac{PR}{ds}$ . Par une décomposition & un raisonnement semblables pour le point  $c$ , on trouvera  $ck = \frac{(P+dP)(R+dR)}{ds+dds}$ .

Décomposons pareillement les forces  $Q$  ou  $bk$  (*Fig. 82*) en deux autres suivant  $bi$  &  $bl$  prolongements des côtés  $cb$ ,  $ab$ . Nous aurons  $\sin ibl$  ou  $\sin abi : \sin kbl$  ou  $\sin abP :: Q : bi$ , ou  $\frac{ds}{R} : \frac{dx}{ds} :: Q : bi = \frac{QR dx}{ds^2}$ . On trouvera de même pour le point  $c$ ,  $\sin mcb : \sin mcn$ , ou  $\sin pcd$ , ou  $\sin (bcp + mcb) :: Q+dQ : co$ . Or  $\sin (bcp + mcb) = \sin bcp \cos mcb + \sin mcb \cos bcp = \frac{dx + ddx}{ds + dds} + \frac{ds + dds}{R + dR} \times \frac{dy + ddy}{ds + dds}$ , parce que le cosinus de  $mcb$  est censé égal au rayon. Donc  $\dots \dots \dots$   
 $co = \frac{(Q+dQ)(R+dR)(dx+ddx)}{(ds+dds)^2} + \frac{(Q+dQ)(dy+ddy)}{ds+dds}$ .

Réunissant donc les forces qui agissent au point  $b$  (*Fig. 81*); réunissant pareillement celles qui agissent au point  $c$ , & égalant la somme des premières à la somme des secondes, on aura  $\frac{PR}{ds} + \frac{QR dx}{ds^2} = \frac{(P+dP)(R+dR)}{ds+dds} + \dots \dots \dots$   
 $\frac{(Q+dQ)(R+dR)(dx+ddx)}{(ds+dds)^2} + \frac{(Q+dQ)(dy+ddy)}{ds+dds}$ ,

équation qui n'est autre que celle-ci,  $0 = d \left( \frac{PR}{ds} \right) + d \left( \frac{QR dx}{ds^2} \right) + \frac{(Q+dQ)(dy+ddy)}{ds+dds}$ , ou  $d \left( \frac{PR}{ds} \right) + d \left( \frac{QR dx}{ds^2} \right) + \frac{Q dy}{ds} = 0$ , en rejetant, comme il convient, les infiniment petits des ordres inférieurs.

562. Pour faire connoître l'usage de cette équation, supposons d'abord qu'il n'y a point de forces paralleles aux  $y$ ; c'est-

à-dire, que  $Q = 0$ ; & supposons que les forces  $P$  sont toutes égales, ou, ce qui revient au même, qu'elles sont proportionnelles à l'élément correspondant  $ds$ ; c'est-à-dire,  $P = ads$ ,  $a$  étant une constante donnée. Notre équation générale se réduira à  $d(aR) = 0$ ; donc  $aR = C$ . Le rayon  $R$  de la développée, est donc constant; la courbe est donc un arc de cercle. C'est-à-dire, que si une corde ou une surface flexible & non pesante, est tirée ou poussée en chacun de ses points, par des forces égales, & qui lui soient perpendiculaires, elle prendra la figure d'un arc de cercle si c'est une corde, & la courbure d'une sphère si c'est une surface fermée de toutes parts. On voit par-là pourquoi les bulles d'air qui se dégagent d'une liqueur grasse, prennent une figure sphérique: l'air intérieur en se dilatant, presse également & perpendiculairement tous les points de la surface.

563. Supposons, en second lieu, que les forces perpendiculaires sont nulles, & que les forces parallèles aux  $y$ , soient le poids même des éléments  $ab, cd$ , &c; c'est-à-dire, que  $P = 0$  &  $Q = pds$ ,  $p$  marquant la pesanteur spécifique de la corde. Notre équation générale deviendra  $d\left(\frac{pRdx}{ds}\right) + pdy = 0$ , dont l'intégrale est  $\frac{pRdx}{ds} + py = C$ . Pour déterminer la constante  $C$ , on observera que lorsque  $y = 0$ , c'est-à-dire, au point  $A$  (*Fig. 83*) l'équation se réduit à  $\frac{pRdx}{ds} = C$ .

Or le premier membre de cette équation exprime la tension de la corde en  $A$ ; donc si on suppose cette tension équivalente au poids  $pa$ , on aura  $C = pa$ , & par conséquent  $\frac{Rdx}{ds} + y = a$ . Remettons pour  $\frac{ds}{R}$  sa valeur  $-\frac{dx^2}{ds^2} d\left(\frac{dy}{dx}\right)$ ; nous aurons

$$\frac{-ds^2}{dx d\left(\frac{dy}{dx}\right)} = a - y, \text{ ou } \frac{1}{a - y} = -\frac{dx d\left(\frac{dy}{dx}\right)}{dx^2 + dy^2} = -\frac{r}{dx} d\left(\frac{dy}{dx}\right) \\ \frac{1}{1 + \frac{dy^2}{dx^2}}$$

Multiplions chaque membre par  $-dy$ , & intégrons, nous aurons  $l(a - y) = \frac{1}{2} l\left(1 + \frac{dy^2}{dx^2}\right) + lC'$ , ou  $(a - y)^2 =$

$C'C' \left( \frac{dx^2 + dy^2}{dx^2} \right)$ , qui lorsque  $y = 0$  devient  $aa = -\frac{C'C'ds^2}{dx^2}$ , &

donne  $C' = \frac{a dx}{ds}$ . Or il est facile de voir que  $\frac{a dx}{ds}$  exprime la

tension de la corde au point  $O$  le plus bas; donc si on appelle

$b$  cette tension, on aura  $C' = b$ , & par conséquent  $(a-y)^2 =$

$bb \left( \frac{dx^2 + dy^2}{dx^2} \right)$ , d'où l'on tire  $dx = \pm \frac{b dy}{\sqrt{(a-y)^2 - bb}}$

équation dont l'intégrale est  $x = \mp bl(a-y + \sqrt{(a-y)^2 - bb})$

+  $lC''$ .

Or si nous supposons que le point  $A$  origine des  $x$  est sur

la courbe, il faut que lorsque  $y$  sera zéro, la première valeur

de  $x$  devienne zéro; on a donc  $0 = lC'' - bl(a + \sqrt{aa - bb})$ ;

donc enfin  $x = bl(a + \sqrt{aa - bb}) - bl(a - y + \sqrt{(a-y)^2 - bb})$

qui donnera facilement tous les points de la courbe lorsque

$a$  &  $b$  seront donnés.

Si l'on donnoit le poids de la corde, ou seulement sa lon-

gueur, & que la corde dût être fixée en deux points donnés

$A$  &  $B$  (*Fig.* 83); alors il faudroit que lorsque  $x = AD$ , on

eût  $y = DB$ , & que lorsque  $x = AD$  &  $y = DB$ , on eût la

longueur  $AOB$  (qui est facile à déterminer par l'équation &

par la formule ordinaire de rectification) égale à la longueur

donnée. Ces deux conditions donneront deux équations pour

déterminer  $a$  &  $b$ . Mais quoique de l'une des deux il soit facile

de conclure la valeur de  $a$  en  $b$ , on ne pourra cependant

voir  $b$ , à l'aide de la seconde, que par une sorte de tâtonne-

ment, à cause des quantités logarithmiques qui y entrent.

564. Proposons-nous, maintenant, de trouver la courbure

que prend une voile enflée par le vent, en supposant 1°. que

cette voile est rectangulaire; 2°. que ses deux bords opposés su-

périeur & inférieur forment toujours chacun une ligne droite;

3°. que les particules d'air arrivent dans des plans perpendi-

culaires à ces deux lignes droites; 4°. que ces mêmes particu-

les s'échappent à mesure qu'elles ont fait leur choc. En

vertu de ces suppositions, toutes les coupes de la voile, faites

parallèlement au mouvement des particules d'air, seront ab-

solument les mêmes; & il suffit d'en considérer une seule; c'est-

à-dire, de se conduire comme s'il s'agissoit d'une corde ou d'un

fil sollicité par les mêmes forces.

Si on néglige la pesanteur de la voile, on aura  $Q = 0$ ; & selon ce qui a été dit (406) les forces  $P$  seront exprimées par  $m ds \times \frac{dx^2}{ds^2}$ ,  $m$  étant une quantité connue dépendante de la vitesse du fluide & de sa densité.

La supposition que  $Q = 0$ , réduit notre équation générale à  $d\left(\frac{PR}{ds}\right) = 0$ , qui donne  $\frac{PR}{ds} = C$ , & fait voir que la tension  $\frac{PR}{ds}$  est par-tout la même. Substituant pour  $P$  & pour  $\frac{ds}{R}$ ,

leurs valeurs, on a  $\frac{m ds}{-\left(\frac{dy}{dx}\right)} = C$ ; ou bien, supposant la

tension  $C$  exprimée par  $mb$ , on a  $-\frac{d\left(\frac{dy}{dx}\right)}{ds} = \frac{1}{b}$ , qui se

change en  $-\frac{1}{dx} d\left(\frac{dy}{dx}\right) = \frac{1}{b}$ ; multipliant par  $dy$  & inté-

$$\sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}}$$

grant, on a  $C' - \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}} = \frac{y}{b}$ . Lorsque  $y = 0$ , cette

équation devient  $C' \frac{ds}{dx} = 0$ , ou  $\frac{dx}{ds} = \frac{1}{C'}$ . Soit donc  $\frac{a}{b}$

la valeur qu'a alors  $\frac{dx}{ds}$ , on aura  $C' = \frac{a}{b}$  & par conséquent

$a - y = b \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}}$ , d'où l'on tire  $dx = \pm \frac{b dy}{\sqrt{(a-y)^2 - b^2}}$

équation qui étant absolument la même que celle que nous avons trouvée (563) fait voir que la courbure de la voile est précisément celle que prend une corde par l'action de sa pesanteur.

Si l'air ne s'échappe pas à mesure qu'il fait son choc, alors chaque coupe verticale de la voile prendra la figure d'un arc de cercle (562), du moins dans la partie d'où l'air ne s'échappe pas.

Quant à la direction suivant laquelle les efforts faits sur les différents points de la voile, s'accordent à pousser ensemble la voile (ce qu'on appelle la direction moyenne), on l'aura, en menant par les deux points extrêmes  $A$  &  $B$  (Fig. 84) les deux tangentes  $AT$ ,  $BT$ , & par leur point de concours  $T$  la perpendiculaire  $TO$  à la courbe  $AOB$ . C'est une suite de ce qui a été dit (559), & de ce que les impressions faites en chaque point, s'y exercent perpendiculairement.

Si l'on veut savoir ce que la courbure de la voile fait perdre de l'action du vent, cela se réduit à chercher ce qui résulte dans le sens horizontal, de l'impulsion d'un fluide sur tous les points de la courbure  $AOB$  dont on a l'équation; c'est une chose facile d'après ce qui a été dit (416): alors comparant ce résultat, avec l'impression faite par le même fluide sur la surface  $AOB$  supposée plane, on aura le rapport de l'une à l'autre impression.

Au reste, le cas que nous venons d'examiner, est encore fort borné. Si le bord supérieur de la voile peut être censé rectiligne, parce qu'il est attaché à la vergue en plusieurs endroits, il n'en est pas de même du bord inférieur dont les angles seulement (qu'on appelle les points de la voile) sont fixés: ce qui fait que la voile prend deux sortes de courbures. Mais le calcul pour déterminer en général, la figure que doit prendre une surface, eu égard à la manière dont ses bords sont fixés, est trop compliqué pour pouvoir trouver place ici: nous devons nous borner à mettre sur la voie sur ces sortes d'objets.

565. Si dans la même supposition que ci-dessus (564) on veut avoir égard à la pesanteur de la voile: alors outre

$P = m ds \cdot \frac{dx^2}{ds^2}$ , on aura  $Q = p ds$ . Supposant, pour plus de

simplicité que le rapport de  $p : m$  est celui de  $1 : k$ , ce qui donne

$m = pk$ , alors l'équation générale deviendra  $d\left(\frac{PR}{ds}\right) +$

$d\left(\frac{QRdx}{ds^2}\right) + p dy = 0$ , dont l'intégrale est  $\frac{PR}{ds} + \frac{QRdx}{ds^2}$

+  $py = C$ , qui en mettant pour  $P$ ,  $Q$  &  $\frac{ds}{R}$  leurs valeurs, &

supposant  $C = pa$ , donne  $- dx d\left(\frac{dy}{dx}\right) = \frac{1}{a-y}$ . Mettant

$$\frac{1}{ds(kdx + ds)}$$

pour  $ds$  sa valeur  $\sqrt{dx^2 + dy^2}$  ou  $dx \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}}$ , & multipliant par  $-dy$ , on change cette équation en . . . . .

$$\frac{\frac{dy}{dx} d\left(\frac{dy}{dx}\right)}{\sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}} \left(k + \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}}\right)} = \frac{-dy}{a-y}, \text{ ou...}$$

$$\frac{d\left(k + \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}}\right)}{k + \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}}} = \frac{-d\dot{y}}{a-y}, \text{ dont l'intégrale est...}$$

$$l\left(k + \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}}\right) = l(a-y) + lC'. \text{ Cette équation}$$

lorsque  $y = 0$  devient  $l\left(k + \frac{ds}{dx}\right) = la + lC'$ , d'où l'on

tire  $C' = \frac{k}{a} + \frac{ds'}{adx}$ ,  $\frac{ds}{dx}$  étant ici ce que devient la valeur

générale de  $\frac{ds}{dx}$  lorsque  $y = 0$ . Soit  $\frac{a}{b}$  cette valeur; on aura

$$k + \sqrt{1 + \frac{dy^2}{dx^2}} = \frac{(kb + a)}{ab} (a - y), \text{ d'où l'on tire}$$

$$dx = \pm \frac{ab dy}{\sqrt{[(kb + a)(a - y) - kab]^2 - a^2 b^2}}, \text{ équation}$$

qui exprime encore une courbe de même nature que celle d'une corde tendue par son propre poids.

566. Il est facile d'appliquer notre équation générale à une infinité d'autres cas; par exemple, aux cas où la corde ne seroit pas d'une épaisseur uniforme, où les directions de la pesanteur ne seroient pas parallèles, &c; & en général, aux cas où les différents points de la corde seroient sollicités par des forces quelconques dirigées dans un même plan: parce qu'il sera toujours possible de décomposer telle force que ce soit, en deux autres, l'une perpendiculaire à la courbe, l'au-

se parallèle aux  $y$  ; & d'avoir les expressions de ces forces , dont la totalité des premières a été représentée par  $P$  ; & la totalité des dernières , par  $Q$ .

*Des petites oscillations des corps attachés à des fils ou à des cordes.*

§67. Nous avons vu ( 534 & suiv. ) comment on doit s'y prendre pour déterminer les mouvements des corps qui agissent les uns sur les autres par le moyen de fils auxquels ils sont liés. Nous allons nous arrêter un moment sur quelques circonstances où ces mouvements sont alternatifs.

Nous regardons les corps attachés à ces fils , comme des points pesants dont toute la masse est réunie à leur centre de gravité. Lorsqu'ils sont d'un volume sensible , leur figure influe sur leur mouvement. Mais on verra par la suite comment on y a égard.

Soit donc  $aMm$  ( *Fig. 85* ) un fil ou une corde parfaitement flexible & sans masse , fixée au point  $a$  par une de ses extrémités , à laquelle soient attachées les deux masses  $M$  &  $n$ . Supposons que les distances  $Mc$  ,  $mn$  , à la verticale  $an$  , sont incomparablement plus petites que les longueurs  $aM$  ,  $Mm$  , en sorte que les angles  $Man$  ,  $mbn$  que les deux parties du fil forment avec la verticale soient infiniment petits.

Il est clair , dans cette supposition , que les portions de courbe que les corps décrivent , peuvent être regardées comme des lignes droites  $Mc$  ,  $mn$  perpendiculaires à  $an$ .

Soient  $mi$  &  $Me$  les vitesses que les corps acquerroient dans l'instant  $dt$  en vertu de leur pesanteur s'ils étoient libres. Si l'on nomme  $p$  la vitesse qu'un corps pesant acquerroit dans une seconde de temps , on aura  $Me = pdt$  &  $mi = pdt$  , le temps  $t$  étant supposé compté en secondes.

Le corps  $m$  ne pouvant obéir entièrement à l'action de sa pesanteur , je décompose sa vitesse  $mi$  en deux autres , l'une  $nk$  perpendiculaire à  $Ml$  , ou ( ce qui revient au même en vertu de la supposition ) dirigée suivant  $mn$  , & qui soit celle que le corps prendra réellement , ou l'accroissement de sa vitesse actuelle ; l'autre  $mL$  qui ne puisse plus produire aucun mouvement dans  $m$  , & qui par conséquent soit telle que la force de  $m$  en vertu de cette dernière , se distribue tellement entre  $M$  & le

point fixe  $a$ , que le mouvement  $mk$  n'en soit point troublé, ce qui exige d'abord que  $ml$  soit dirigé suivant le fil  $Mm$ .

Cela posé, (233) on aura  $mi : m' : : \sin lmk : \sin lmi$ , &  $mi : ml : : \sin lmk : \sin imk$ , d'où en observant que l'angle  $lmi$  étant infiniment petit, l'angle  $lmk$  est réputé droit, on a  $mk = mi \sin lmi = p dt \sin Mbc$ , &  $ml = p dt$ .

Maintenant, le corps  $m$  tendant à se mouvoir suivant  $ml$  avec la vitesse  $p dt$ , agit sur le point  $M$  avec une force exprimée par  $mp dt$ , & tend par conséquent à donner à  $M$  une vitesse  $Mh = \frac{mp dt}{M}$ . On doit donc actuellement regarder le

corps  $M$  comme sollicité par deux forces dont l'une tend à lui donner la vitesse  $Mh$ , & l'autre la vitesse  $Me$ . Mais comme il ne peut obéir pleinement ni à l'une ni à l'autre, que d'ailleurs la vitesse qu'il doit prendre doit être telle qu'elle ne trouble pas  $mk$  que nous avons supposé être tout ce que  $m$  recevra, je décompose chacune en deux autres, l'une suivant le fil  $aM$ , & l'autre perpendiculaire à  $aM$  ou  $Mm$ , ou ce qui revient au même, dans la supposition présente, dirigée sur la ligne  $Mc$ , en sorte que la vitesse que  $M$  prendra, ou plutôt l'accroissement de vitesse qu'il recevra, sera  $Md - Mg$ . Or (233) on a  $Mh : Mg : : \sin gMr : \sin hMr : : 1 : \sin aMb$  ou  $: : 1 : \sin (Mbc - Mac)$ ; donc  $Mg = \frac{M}{m} p dt \sin (Mbc - Mab)$ ; pareillement  $Me : Md : : \sin fMd : \sin fMe : : 1 : \sin Mab$ ; donc  $Md = p dt \sin Mab$ , & par conséquent  $Md - Mg = p dt \left[ \sin Mab - \frac{m}{M} \sin (Mbc - Mab) \right]$ .

Or si l'on nomme  $Mc$ ,  $x$ ;  $mn$ ,  $x'$ ; & qu'on observe que  $t$  croissant,  $x$  &  $x'$  diminuent, on aura  $\frac{-dx}{dt}$  &  $\frac{-dx'}{dt}$  pour les vitesses de  $M$  &  $m$  suivant  $Mc$  &  $mn$ ; & par conséquent  $-d\left(\frac{dx}{dt}\right)$  &  $-d\left(\frac{dx'}{dt}\right)$  pour les accroissements  $Md - Mg$ , &  $mk$  de ces vitesses. On aura donc  $-d\left(\frac{dx}{dt}\right) = p dt \left[ \sin Mab - \frac{m}{M} \sin (Mbc - Mab) \right]$  &  $-d\left(\frac{dx'}{dt}\right) = p dt \sin Mbc$ . Or on trouvera facilement que  $\sin Mab = \frac{x}{L}$  en nommant  $L$  la longueur  $aM$ ; & que  $\sin Mbc$  ou  $\sin mMu = \frac{x' - x}{l}$  en nom-



mant  $l$  la longueur  $Mm$ : donc puisqu'à cause des angles infiniment petits on a  $\sin(Mbc - Mab) = \sin Mbc - \sin Mab$ , on aura enfin  $-d\left(\frac{dx}{dt}\right) = p dt \left(\frac{x}{L} - \frac{m}{M} \frac{x' - x}{l} + \frac{mx}{ML}\right)$

&  $-d\left(\frac{dx'}{dt}\right) = p dt \left(\frac{x' - x}{l}\right)$ . Si, comme on en est bien

le maître, on suppose  $dt$  constant, on s'y prendra, pour intégrer ces deux équations, de la manière qui a été enseignée (178). Mais il n'est pas indispensable, pour appliquer cette méthode, de supposer  $dt$  constant. On peut s'y prendre de la manière suivante.

Supposons (pour simplifier le calcul, car cela ne change rien à la méthode) que  $M = m$ , &  $L = l$ . Nos équations se réduiront à  $p dt \left(\frac{x' - x}{l}\right) + d\left(\frac{dx'}{dt}\right) = 0$ , &  $p dt \left(\frac{3x - x'}{l}\right) + d\left(\frac{dx}{dt}\right) = 0$ . A la première j'ajoute la seconde multipliée par le coefficient constant & inconnu  $a$ ; j'ai . . .

$$\frac{p}{l} dt (1 - a)x' + \frac{p}{l} dt (3a - 1)x + d\left(\frac{dx}{dt}\right) + ad\left(\frac{dx'}{dt}\right) = 0.$$

J'ajoute à cette équation la quantité  $b dx + c dx'$ , & j'en retranche son équivalente  $\frac{b dx}{dt} dt + \frac{c dx'}{dt} dt$ ,  $b$  &  $c$  étant des constantes inconnues, après quoi je multiplie par  $P$  que je suppose être une fonction de  $t$  propre à rendre l'équation intégrable. J'ai  $\frac{pP}{l} dt (1 - a)x' + \frac{pP}{l} dt (3a - 1)x + P c dx' + P b dx - \frac{P c dx'}{dt} dt - \frac{P b dx}{dt} dt + P d\left(\frac{dx'}{dt}\right) + P a d\left(\frac{dx}{dt}\right) = 0$ , équation qui (153) pour être intégrable

exige que  $\frac{adP}{dt} = -Pb$ ,  $\frac{dP}{dt} = -Pc$ ,  $\frac{bdP}{dt} = \frac{pP}{l} (3a - 1)$ ,

$$\frac{cdP}{dt} = \frac{pP}{l} (1 - a).$$

De ces équations on tirera  $a = -1 \pm \sqrt{2}$ , qui donnera pour  $c$  ces quatre valeurs  $c \pm \pm \sqrt{2 - \sqrt{2}} \cdot \sqrt{-1}$ ,  $c = \pm \sqrt{2 + \sqrt{2}} \cdot \sqrt{-1}$ , & pour  $b$ , quatre valeurs correspondantes. De plus, on aura  $P = e^{-ct}$ . Or notre équation a

pour intégrale  $P a \frac{dx}{dt} + \frac{P dx'}{dt} + Pbx + Pcx' = C$ , ou  
 $\frac{dx}{dt} + \frac{dx'}{dt} + bx + cx' = Ce^{-ct}$ .

Concevons donc qu'on substitue successivement pour  $a$  les deux valeurs, & qu'à mesure qu'on substituera chaque valeur de  $a$ , on substitue à  $b$  &  $c$  les deux valeurs qui, pour chacune, correspondent à une même valeur de  $a$ , on aura quatre équations en observant de changer successivement  $C$  en  $C'$ ,  $C''$ ,  $C'''$ . De ces équations on tirera facilement les valeurs de  $\frac{dx'}{dt}$ ,  $\frac{dx}{dt}$ ,  $x'$  &  $x$ , exprimées en  $t$  & en constantes. A l'égard des constantes  $C$ ,  $C'$ ,  $C''$ ,  $C'''$ , on les déterminera par ces quatre conditions, que lorsque  $t = 0$ , on ait  $\frac{dx'}{dt} = 0$ ,  $\frac{dx}{dt} = 0$ ,  $x' = m'$ ;  $x = m$ ;  $m'$  &  $m$  étant les valeurs initiales de  $x'$  & de  $x$ . Enfin si l'on se rappelle (162) que le cosinus

d'un arc  $\zeta$ , a pour expression  $\frac{e^{\zeta\sqrt{-1}} + e^{-\zeta\sqrt{-1}}}{2}$ , on ramènera facilement les valeurs de  $x$  &  $x'$  à être exprimées par des cosinus d'arc multiples de  $t$ .

Le calcul qu'on aura à faire dans la supposition de  $\frac{m}{M}$  & de  $L$  &  $l$  quelconques, est absolument semblable. Si l'on calcule donc de la même manière les valeurs générales de  $x$  &  $x'$ , il sera ensuite facile de déterminer les durées des oscillations totales de chaque corps; dans quels cas elles se feront dans un même temps, &c. Nous n'entrerons point dans ces détails que l'on peut voir dans la *Dynamique* de M. d'Alembert.

568. Si le nombre des corps étoit plus considérable, on se conduiroit d'une manière semblable tant pour former les équations, que pour l'intégration de ces mêmes équations. Par exemple, s'il y avoit trois corps, on opéreroit pour  $m$  &  $M$  (*Fig. 86*) comme dans le cas précédent, pour déterminer l'accroissement de vitesse de chacun; on détermineroit de plus, la vitesse  $Mr$  qui tend à donner à  $M'$ , une quantité de mouvement  $m \times Mr$ , & par conséquent une vitesse  $\frac{m}{M'} Mr$ .

On

On détermineroit pareillement la vitesse  $Mf'$  qui tend à donner à  $M'$  une quantité de mouvement  $M' \times Mf$ , & par conséquent une vitesse  $\frac{M}{M'} \times Mf$ ; enforte que l'action des deux corps  $M$  &  $m$  tend à donner à  $M'$  suivant  $M'M$ , la vitesse  $\frac{m}{M'} Mr + \frac{M}{M'} Mf$ . Il ne s'agit donc plus que de regarder  $M'$  comme animé de la vitesse  $M'b$  que lui donne la pesanteur, & de la vitesse  $\frac{m}{M} mr + \frac{m}{M'} Mf$ , lesquelles doivent être décomposées de même qu'on l'a fait pour  $M$ , dans la figure 85.

Quant à l'intégration des trois équations, on se conduira, comme il a été dit (178), sans être obligé de supposer  $dt$  constant; on imitera seulement ce que nous avons fait dans la solution précédente par rapport à  $dt$  variable. On parviendra de cette manière, à six équations intégrales, qui donneront les valeurs de  $\frac{dx}{dt}$ ,  $\frac{dx'}{dt}$ ,  $\frac{dx''}{dt}$ ,  $x$ ,  $x'$ ,  $x''$ .

569. Ce que nous venons d'exposer, nous conduit naturellement à chercher le mouvement d'une corde uniformément pesante, fixée à son extrémité  $A$  (Fig. 87) & tendue à son autre extrémité  $B$ , par une force quelconque. Nous nous bornerons au cas où chaque point se meut perpendiculairement à la corde, & où par conséquent le poids appliqué à son extrémité  $B$ , ne descend qu'infinitement peu. Les points de la corde peuvent bien avoir d'autres mouvements; mais ce cas nous suffit pour les deux circonstances que nous nous proposons de considérer. Soit  $m$  la pesanteur spécifique de la corde;  $a$  son diamètre;  $r : c$  le rapport du diamètre à la circonférence; on aura  $\frac{m a a c}{4} + r e$  (Fig. 88) pour la masse d'un élément quelconque  $re$  de la corde. Et si  $p$  marque la vitesse que la pesanteur donne en une seconde de temps, enforte que  $p dt$  soit la vitesse qu'elle donne dans l'instant  $dt$ , on aura  $\frac{p m a a c dt}{4} \times r e$  pour le poids  $re$ , que nous supposerons agir en  $r$ , & représenté par  $rh$ .

Soit la tension de la corde en  $B$ , équivalente au poids d'une masse connue  $M$  dont la pesanteur spécifique soit à celle de

P

la corde ::  $r : m$ , on aura  $p M dt$  pour cette tension.

Cela posé, si l'on décompose la tension appliquée au dernier élément  $rB$ , en deux autres, l'une perpendiculaire à  $er$ , l'autre dirigée suivant  $er$ , on trouvera facilement que la tension qui en résulte suivant  $er$ , ne diffère de la tension suivant  $rB$ , que d'une quantité infiniment petite du second ordre. C'est-à-dire, que la tension  $p M dt$  se transmet également à tous les points de la corde.

Si l'on décompose pareillement le poids  $rh$  d'un élément quelconque  $re$ , en deux forces, l'une perpendiculaire à cet élément, l'autre suivant sa direction  $re$ , on verra aisément (à cause des triangles semblables  $rhI$ ,  $ref$ ) que la tension  $rl$  qui en résulte suivant  $er$ , sera  $rh \times \frac{rf}{re}$ , c'est-à-dire,  $\frac{p m a a c dt}{4} \times rf$ . Et puisqu'elle doit se transmettre, sans perte, suivant  $be$ , si l'on fait en  $e$  une décomposition semblable du poids de l'élément  $be$ , on aura  $\frac{p m a a c dt}{4} (rf + ie)$  pour la tension suivant  $be$  résultante des poids de  $re$  & de  $be$ ; donc, en général, (Fig. 87) la tension en  $M$  résultante du poids total de la partie  $MB$ , sera  $\frac{p m a a c}{4} dt \times RB$ ; ajoutant la tension  $p M dt$ , & nommant  $BQ$ ,  $b$ ;  $PM$ ,  $y$ ; on aura  $p M dt + \frac{p m a a c}{4} dt (b - y)$  pour la tension totale suivant  $mM$ .

Nommons  $AP$ ,  $x$ ;  $AM$ ,  $s$ , &  $R$  le rayon de la développée en  $M$ . Concevons la tension en  $M$  décomposée en deux efforts l'un perpendiculaire à  $Mm$ , & l'autre dirigée suivant  $mM$ ; nous aurons, en représentant cette tension par  $T$ ,  $\frac{T ds}{R}$  pour l'effort perpendiculaire. Et la décomposition faite (Fig. 88) de la pesanteur  $rh$  de l'élément  $er$  qui représente  $Mm$  de la figure 87, on conclura que l'effort perpendiculaire  $rg$ , est exprimé par  $\frac{p m a a c ds dx}{4}$ . Quant à l'effort suivant  $rl$  résultant de la pesanteur de l'élément  $er$ , il doit être négligé, puisque, par la supposition, le poids tendant ne descend qu'infiniment peu pendant tout le mouvement de la corde. Donc

le point  $M$  tend à se mouvoir perpendiculairement à  $Mm$  (Fig. 87) avec une force exprimée par  $\frac{T ds}{R} - \frac{p m a a c d t d x}{4}$ , & par conséquent (en divisant par la masse de l'élément  $Mm$ ), avec une vitesse  $\frac{4 T}{m a a c R} - \frac{p d t d x}{d s}$  qui tend à l'approcher de  $AP$ .

Soit  $Mn$  cette vitesse, & concevons la décomposée en deux autres, l'une  $Mp$  perpendiculaire, l'autre  $Mo$  parallèle à  $AP$ . Nous aurons (à cause des triangles semblables  $MPn$ ,  $Mqm$ )  $Mp = Mn \times \frac{m q}{Mm}$ , &  $pn$  ou  $Mo = Mn \times \frac{q M}{Mm}$ . Or  $Mp$  est l'accroissement de la vitesse de  $M$  vers  $P$ , &  $Mo$  celui de la vitesse parallèle à  $AP$ ; donc en faisant attention que  $s$  croissant,  $y$  diminue, on a  $Mn \times \frac{d x}{d s} = -d \left( \frac{d y}{d t} \right)$ , &  $Mn \times \frac{d y}{d s} = d \left( \frac{d x}{d t} \right)$ . Substituant donc pour  $Mn$  sa

valeur, & dans celle-ci, celle de  $T$ , on aura.....

$$\left( \frac{4 p M d t}{m a a c R} + \frac{p d t (b - y)}{R} - \frac{p d t d x}{d s} \right) \frac{d x}{d s} = -d \left( \frac{d y}{d t} \right) \text{ \&}$$

$$\left( \frac{4 p M d t}{m a a c R} + p d t \left( \frac{b - y}{R} \right) - \frac{p d t d x}{d s} \right) \frac{d y}{d s} = d \left( \frac{d x}{d t} \right) \text{ pour}$$

les équations qui expriment le mouvement de la corde.

Observons au sujet de ces équations, quelle que puisse être leur intégrale générale, que les différentielles  $dx, dy, ds$  qui entrent dans chacun des deux premiers membres, & dans  $R$ , supposent  $c$  constant, parce qu'ils sont relatifs aux différents points de la corde, considérés dans un même instant : au contraire, les différentielles  $dx$  &  $dy$  qui entrent dans chacun des deux seconds membres, supposent  $t$  variable, parce qu'elles expriment le mouvement d'un même point de la corde pendant la durée de l'instant  $dt$ .

Si l'on suppose nul, l'accroissement  $Mn$  de la vitesse, l'équation que l'on aura, sera celle de la corde lorsque tous ses points sont parvenus à leur plus grande vitesse. Or cette équation est

$$\frac{4 p M d t}{m a a c R} + \frac{p d t (b - y)}{R} - \frac{p d t d x}{d s} = 0, \text{ qui en représen-}$$

tant  $\frac{4 p M}{m a a c} + b$  par  $a'$ , peut être réduite à  $a' - y - \frac{R d x}{d s} = 0,$

qui donne la même équation que nous avons trouvée (563), donc 1°. tous les points de la corde arrivent en même temps à leur plus grande vitesse ; 2°. ils forment alors la même courbe que dans le cas de l'équilibre.

570. Si l'on veut avoir les oscillations d'une corde pesante, & infiniment peu éloignée de la verticale  $AZ$  ; on remarquera 1°. qu'alors la distance verticale  $BQ$  est constante & égale à la longueur  $AMB$  de la corde. 2°. Que les mouvements de tous les points pouvant être censés perpendiculaires à la verticale  $AZ$ , peuvent aussi être censés perpendiculaires à la courbe.

Cela posé, on a  $dy = ds$  ; & comme le mouvement vertical de chaque point de la corde ne peut être qu'infiniment petit, on négligera la première équation qui exprime ce mouvement. On observera de plus que le rayon  $R$  de la développée

qui est  $\frac{ds}{d\left(\frac{dy}{dx}\right)}$ , devient  $\frac{dy}{-\frac{1}{dy^2}(dx ddy - dy ddx)}$ ,

ou  $\frac{dy}{d\left(\frac{dx}{dy}\right)}$ . Substituant donc dans la seconde équation

& supposant  $M = 0$ , on aura  $(b-y) \frac{d\left(\frac{dx}{dy}\right) - \frac{dx}{dy}}{dy} =$

$\frac{1}{p dt} d\left(\frac{dx}{dt}\right)$  équation que l'on peut réduire à.....

$(b-y) \frac{ddx}{dy^2} - \frac{dx}{dy} = \frac{1}{p} \frac{ddx}{dt^2}$ , parce qu'il est évident qu'on

peut supposer  $dt$  constant ; & il ne l'est pas moins qu'on peut supposer  $ds$  ou  $dy$  constant, parce que ce n'est autre chose que supposer que les poids des élémens de la corde sont égaux & également éloignés.

571. Si la corde supposée tendue au point fixe  $B$ , est supposée d'une pesanteur très-petite en comparaison de la force qui la tend, & si en même temps elle est infiniment peu éloignée de la droite  $AB$  ; alors supposant, comme on en est le

maître, que  $AQ$  est sur  $AB$ , on aura  $dt = dx$ ,  $R = \frac{dx}{-d\left(\frac{dy}{dx}\right)}$  ;

& l'on doit rejeter comme nuls, les termes . . . . .  
 $\frac{p dt (b-y)}{R} - \frac{p dt dx}{ds}$  qui dépendent du poids de la corde.

La seconde équation qui exprime le mouvement parallèlement à  $AB$  ( *Fig. 89* ), doit être négligée, parce que ce mouvement est alors nul, & que tous les points de la corde peuvent être considérés comme se mouvant perpendiculairement à l'axe  $AB$ .

La première équation devient donc ( en faisant . . . .  
 $\left( \frac{4pM}{maac} = g \right) \frac{-g}{dx} d \left( \frac{dy}{dx} \right) dt = - d \left( \frac{dy}{dt} \right)$ , ou  
 $\frac{g}{dx} d \left( \frac{dy}{dx} \right) = \frac{1}{dt} d \left( \frac{dy}{dt} \right)$ . Telle est l'équation générale

des cordes vibrantes, pour l'intégration générale de laquelle nous renvoyons aux *Mémoires de l'Académie de Berlin*, an. 1747, où M. d'Alembert a le premier discuté cette question, & par une méthode très-ingénieuse. Nous nous bornerons à rechercher la nature de la courbe & la durée de ses vibrations, dans le cas où la force accélératrice de chaque point est proportionnelle à sa distance  $PM$  à l'axe  $AB$ . Soit donc  $k$  la force accélératrice du point  $M$ , lorsqu'il étoit en  $M'$ ,  $AM'B$  étant la figure initiale de la corde, & soit  $PM' = b$ . La force accélératrice de  $M$ , lorsque la corde est parvenue en  $AMB$ , est

par l'équation ci-dessus  $\frac{-g}{dx} d \left( \frac{dy}{dx} \right)$ ; on a donc  $k$  :  
 $\frac{-g}{dx} d \left( \frac{dy}{dx} \right) :: b : y$ , & par conséquent  $\frac{-g}{dx} d \left( \frac{dy}{dx} \right) = \frac{ky}{b}$ .

Multipliant par  $-dy$  & intégrant, on a  $\frac{g dy^2}{2 dx^2} = C - \frac{ky}{2b}$ .

Mais si l'on suppose que le point  $M$  soit le point  $O$  le plus éloigné de l'axe  $AB$ , cette même équation doit avoir encore lieu en entendant par  $y$ , la ligne  $OC$  que je nomme  $y'$ ; car

le rapport  $\frac{k}{b}$  ne change pas d'un point de la courbe à un autre. On a donc alors  $\frac{g dy'^2}{2 dx^2} = C - \frac{ky'^2}{2b}$ . Mais dans cette supposition,  $dy' = 0$ ; donc  $C = \frac{ky'^2}{2b}$ ; donc notre équation de-

vient  $\frac{g dy^2}{2 dx^2} = \frac{ky'^2}{b} - \frac{ky^2}{b}$ ; d'où l'on tire  $dx \sqrt{\frac{k}{b g}} =$

$$\frac{dy}{\sqrt{y'^2 - y^2}} = \frac{\frac{1}{y'} dy}{\sqrt{1 - \frac{y^2}{y'^2}}}; \text{ par conséquent (158), } \frac{y}{y'} = C'$$

+  $\sin x \sqrt{\frac{k}{bg}}$ , ou simplement  $\frac{y}{y'} = \sin(x \sqrt{\frac{k}{bg}})$ ,  
 parce que lorsque  $x = 0$ , on doit avoir  $y = 0$ .

Pour déterminer le rapport  $\frac{k}{b}$  soit  $l$  la longueur de la corde; il faut que lorsque  $x = l$ , on ait  $y = 0$ . Donc  $\sin l \sqrt{\frac{k}{bg}} = 0$ ; donc l'arc dont la longueur est  $l \sqrt{\frac{k}{bg}}$  doit être de  $180^\circ$ . Soit  $1 : c$  le rapport du diamètre à la circonférence : comme dans l'intégration précédente, le rayon est supposé 1, la circonférence sera  $2c$ ; on aura donc le nombre de degrés de l'arc  $l \sqrt{\frac{k}{bg}}$ , exprimé par  $\frac{360^\circ}{2c} l \sqrt{\frac{k}{bg}}$  lequel devant être de  $180^\circ$ , donne  $\frac{l}{c} \sqrt{\frac{k}{bg}} = 1$ , & par conséquent  $\frac{k}{b} = \frac{g c c}{l l}$ . Réduisant de même en degrés l'arc  $x \sqrt{\frac{k}{bg}}$ , & substituant pour  $\frac{k}{b}$  sa valeur, on aura  $y = y' \sin\left(\frac{x}{l} 180^\circ\right)$  pour l'équation de la courbe. Cherchons maintenant la durée des vibrations.

Reprenons donc l'équation  $\frac{g}{dx} d\left(\frac{dy}{dx}\right) = \frac{1}{dt} d\left(\frac{dx}{dt}\right)$ ,  
 & substituant pour  $\frac{g}{dx} d\left(\frac{dy}{dx}\right)$  sa valeur  $\frac{-ky}{b}$ , nous aurons  
 $\frac{-ky}{b} = \frac{1}{dt} d\left(\frac{dy}{dt}\right)$ , qui étant multipliée par  $dy$ , &  
 intégrée, donne  $C' - \frac{ky^2}{2b} = \frac{dy^2}{dt^2}$ . Or lorsque  $y = b$ , la  
 vitesse  $\frac{dy}{dt}$  doit être zéro; on a donc  $C' = \frac{kb^2}{2b}$ , & par conséq.



quent  $dt \sqrt{\frac{k}{b}} = \frac{-dy}{\sqrt{bb-yy}}$ , ou  $dt \sqrt{\frac{k}{b}} = \frac{-\frac{dy}{b}}{\sqrt{1-\frac{y^2}{bb}}}$

dont l'intégrale est  $\frac{y}{b} = \cos\left(t\sqrt{\frac{k}{b}}\right) + C''$ . Mais lorsque  $t = 0$ , on doit avoir  $y = b$ ; donc  $1 = 1 + C''$ ; donc  $C'' = 0$ ; donc  $\frac{y}{b} = \cos\left(t\sqrt{\frac{k}{b}}\right)$  ou  $\frac{y}{b} = \cos\left(t\sqrt{\frac{k}{b}} \cdot \frac{180^\circ}{c}\right)$  en

réduisant en degrés. Enfin si l'on se rappelle que  $g = \frac{4pM}{maac}$ , & qu'on substitue pour  $\frac{k}{b}$  sa valeur, on aura.....

$$\frac{y}{b} = \cos\left(180^\circ \cdot \frac{2t}{la} \sqrt{\frac{pM}{mc}}\right).$$

Pour avoir la durée de la demi-vibration, il faut supposer  $y = 0$ . Donc  $\cos\left(180^\circ \cdot \frac{2t}{la} \sqrt{\frac{pM}{mc}}\right) = 0$ , & par consé-

quent  $180^\circ \cdot \frac{2t}{la} \sqrt{\frac{pM}{mc}} = 90$ ; donc pour la vibration entière on aura  $2t = \frac{la}{2} \sqrt{\frac{mc}{pM}}$ .

On voit donc que la durée des vibrations ne dépend point de leur grandeur, & qu'elle sera toujours la même pour une même corde tendue par un même poids, tant que les excursions seront petites.

Si l'on veut avoir la longueur du pendule qui feroit ses oscillations en même temps que la corde, on se rappellera (469) que la durée d'une oscillation d'un pendule dont  $L$  est la longueur, est exprimée par  $c\sqrt{\frac{L}{p}}$ ; on a donc  $c\sqrt{\frac{L}{p}} = \frac{la}{2} \sqrt{\frac{mc}{pM}}$ ; ou parce que  $mlaac$  exprime la masse de la corde, si l'on suppose cette masse  $= n$ , on aura  $c\sqrt{\frac{L}{p}} = \frac{1}{2} \sqrt{\frac{ln}{pM}}$ , donc  $L = \frac{1}{4} \frac{ln}{ccM}$ .

\* Je donne à  $dy$  le signe —, parce susceptible, c'est le signe — qui con-

Si  $z$   $t'$  représente la durée d'une vibration d'une autre corde de longueur  $l'$ , dont le diamètre soit  $a'$  la pesanteur spécifique  $m'$ , & qui soit tendue par une masse  $M'$  de même pesanteur spécifique que  $M$ ; on aura  $z$   $t$  :  $z$   $t'$  ::  $l a \sqrt{\frac{m}{M}}$  :

$l' a' \sqrt{\frac{m'}{M'}}$  ; c'est-à-dire, que les durées des vibrations de deux

cordes quelconques, sont comme les longueurs multipliées par les diamètres ou les grosseurs, multipliées par les racines quarrées des densités ou pesanteurs spécifiques, & divisées par les racines quarrées des poids qui tendent ces cordes ; d'où il est facile de conclure les rapports de ces durées, lorsqu'il y a égalité entre deux ou un plus grand nombre de ces éléments. Et comme le nombre des vibrations fait pendant un temps donné, est en raison inverse de la durée de chaque vibration, on aura donc aussi le rapport des nombres de vibrations que peuvent faire deux cordes quelconques, dans un temps donné. Tels seront, en effet, les rapports des nombres des vibrations des cordes sonores, si dans leur mouvement elles parviennent à prendre la courbure que nous venons de déterminer, & qui, comme on le voit, est telle que tous ses points arrivent en même temps à la ligne droite  $AB$ , puisque ce temps ne dépend ni de l'abscisse  $x$ , ni de l'ordonnée  $y$  ; or il y a lieu de croire que les cordes parviennent à cette figure après un intervalle de temps assez court. On ne pourroit cependant pas le conclure de ce que l'expérience feroit voir que tous les points arrivent en même temps à la ligne droite ; car M. d'Alembert a fait voir dans le Mémoire dont nous avons parlé ci-dessus, qu'il y a une infinité de figures à donner à la corde, qui toutes s'accorderoient à amener tous les points, en même temps, à la ligne droite.

Le degré d'aigu, ou de grave, dans les sons rendus par les cordes de même matière, de même diamètre & également tendues, dépend du nombre de vibrations qu'elles font en même temps, lequel est en raison inverse de leurs longueurs. Une corde moitié moindre qu'une autre donne l'octave au-dessus de celle-ci ; si elle en est les  $\frac{2}{3}$ , elle donne la quinte, &c. Donc si on imagine qu'une corde en faisant ses vibrations prenne une courbure  $AMCM'B$  (Fig. 90) telle que  $AICIB$  étant une courbe de même nature que celle que nous avons déterminée en dernier lieu, les arties  $AMC$   $CM'B$  soient aussi de même nature ;

alors si le point  $C$  est le milieu, les parties  $AMC$ ,  $CM'B$  feront autour de  $AIC$ ,  $CI'B$  des vibrations qui s'acheveront en moitié moins de temps que la vibration totale de  $ACB$  ou de  $AMC$ ,  $CM'B$ ; & tous les points arriveront en même temps à la ligne droite. Les parties  $AMC$ ,  $CM'B$  rendront donc chacune l'octave du son que rendra la corde totale; on verra de même comment une même corde peut rendre la douzième, & la dix-septième, en même temps que le son principal, ainsi que l'expérience le fait voir. Cette explication ingénieuse de la coëxistence des sons dans les corps sonores est due au célèbre *M. Daniel Bernouilli*. Il y auroit beaucoup d'autres choses à dire concernant le mouvement des cordes; mais nous avons d'autres objets à examiner.

*Du Levier; des Centres d'oscillation; des Centres de percussion; des Mouvements de rotation autour d'un point, ou axe, fixe ou mobile; de l'action du Gouvernail & des Voiles pour faire tourner le Navire, &c. &c.*

572. PAR *levier*, nous entendons ici, une verge inflexible, de quelque figure que ce soit, tellement fixée en l'un  $C$  de ses points (*Fig. 91 & 92*) qu'elle ne puisse prendre d'autre mouvement par l'action des forces qui lui seroient appliquées, qu'un mouvement de *Rotation*, c'est-à-dire, un mouvement pour tourner autour de  $C$ . Ce point  $C$  s'appelle *Point d'appui*.

Nous regarderons d'abord le levier comme sans masse & sans pesanteur. Dans le

cas de l'équilibre, on peut aisément avoir égard à sa pesanteur, en la considérant comme rassemblée au centre de gravité de ce levier, & comme une nouvelle force qu'on lui appliqueroit en ce point, suivant une direction verticale. Dans le cas du mouvement, ce n'est point au centre de gravité qu'il faut imaginer la masse rassemblée pour avoir l'effet qu'elle peut produire, c'est en un autre point que nous déterminerons dans peu.

Nous supposerons que les forces appliquées au levier sont toutes dans un même plan avec le point d'appui. Nous traiterons, dans un autre article, de l'équilibre & du mouvement, lorsque les forces appliquées au levier sont dans différens plans.

573. Supposons donc que deux puissances  $P$  &  $Q$  (*Fig. 91 & 92*) appliquées aux deux points  $B$  &  $D$  du levier  $BCD$ , soit immédiatement, soit par le moyen de deux cordons ou de deux verges sans masse, agissent sur ce levier suivant les directions  $BP$ ,  $DQ$ , & se fassent équilibre : il s'agit de déterminer les conditions de cet équilibre.

Comme l'une quelconque des deux puissances, la puissance  $Q$ , par exemple, ne fait équilibre à l'autre, qu'à l'aide du point d'appui  $C$ , il est clair que la puissance  $Q$ , doit

produire deux efforts, dont l'un anéantisse celui de la puissance  $P$ , & dont l'autre soit détruit par le point d'appui  $C$ , & par conséquent, passe par ce point.

Prolongeons indéfiniment les directions  $PB$  &  $QD$  qui se rencontrent en  $A$ , & menons  $AC$ . Nous pouvons (228) supposer la puissance  $Q$  appliquée en  $A$  suivant  $AQ$ ; alors si  $AG$  représente la valeur de cette puissance, & que sur  $AG$  comme diagonale & sur les directions  $AC$ ,  $BAE$ , comme côtés contigus on forme le parallélogramme  $AHGE$ ;  $AE$  représentera (225) l'effort que  $Q$  exerce dans la direction & en sens contraire de  $P$ ; &  $AH$ , celui qu'elle exerce contre le point d'appui  $C$ . En effet, quoique le point  $A$  ne soit point lié aux deux points  $B$  &  $C$ , la distribution de la force  $Q$  ne s'en fait pas moins de la même manière que s'il y étoit lié. Car il est évident que si, sans rien changer aux forces & à leurs directions, on lioit le point  $A$  aux trois points  $B$ ,  $C$ ,  $D$ , par trois verges inflexibles  $AB$ ,  $AC$ ,  $AD$  sans masse, cela ne changeroit rien du tout à l'état présent du système, & par conséquent à la manière dont la force  $Q$  communique son action : or dans ce dernier cas, l'action de la force  $Q$  seroit visiblement communiquée de la manière qui vient d'être décrite; donc elle est communiquée de

la même manière dans le premier cas. Cela posé, pour qu'il y ait équilibre, il faut que la force  $AE$  soit non-seulement directement contraire, mais encore, égale à la force  $P$ . Quant à la force  $AH$ , il suffit pour qu'elle soit détruite, qu'elle soit dirigée au point  $C$ . On a donc en nommant  $C$  la charge que supporte l'appui  $C$ ,  $Q : P : C :: AG : AE : AH$ .

§ 74. Si, de  $A$  vers  $B$ , on prend  $AI = AE$ , & que l'on mene  $IH$ , il est facile de voir que  $AIHG$  est un parallélogramme. Or  $AI$ ,  $AG$  côtés de ce parallélogramme, marquent les valeurs & les directions des deux forces  $P$  &  $Q$ ; donc (223) la diagonale  $AH$  représente leur résultante; donc puisque  $AH$  représente aussi la charge du point d'appui, il faut en conclure qu'en général, la charge du point d'appui, est précisément la résultante des deux forces appliquées au levier; & que par conséquent ce deux forces agissent sur l'appui, comme si elles y étoient immédiatement appliquées suivant les directions parallèles à celles qu'elles ont actuellement.

Au reste, on peut voir immédiatement cette dernière vérité, en faisant attention que puisqu'à la force  $Q$  on peut substituer les deux forces  $AE$ ,  $AH$  dont la première est détruite par la force  $P$ , la force restante  $AH$  est l'effet unique auquel se réduisent les

deux forces  $P$  &  $Q$ , & par conséquent la résultante de ces deux forces.

575. La suite des rapports  $Q : P : C :: AG : AE : AH$  que nous venons de trouver (573) fournit donc le moyen de comparer les forces  $Q$  &  $P$ , tant entr'elles qu'avec la charge  $C$  de l'appui. Mais comme ce rapport n'est pas le plus commode à employer, voici deux autres moyens qu'on peut employer dans la même vue.

1°. Selon ce qui a été dit (233) on a  $AG : AE : AH :: \sin HAE : \sin HAG : \sin GAE$ , ou :  $\sin HAI : \sin HAG : \sin GAI$ , parce que les angles  $HAE$ ,  $GAE$ , ont même sinus que leurs suppléments  $HAI$ ,  $GAI$ ; donc  $Q : P : C :: \sin HAI : \sin HAG : \sin GAI$ ; c'est-à-dire que des deux forces  $Q$  &  $P$ , & de la charge de l'appui  $C$ , chacune est représentée par le sinus de l'angle compris entre les directions des deux autres.

2°. Nous avons vu (234) que de trois forces dont l'une est résultante des deux autres, deux quelconques sont toujours entr'elles réciproquement comme les perpendiculaires menées sur leurs directions, d'un point quelconque pris sur la direction de la troisième.

Donc si de tel point que ce soit de  $AC$ ; si de  $C$ , par exemple, on mène les perpendi-

culaires  $CL$ ,  $CM$ , sur les directions  $PB$ ,  $QD$ , on aura  $Q : P :: CL : CM$ .

Pareillement si de tel point que ce soit de la direction de  $Q$ ; si du point  $D$ , par exemple, on mene les perpendiculaires;  $DO$ ,  $DR$  sur les directions de la force  $P$  & de la charge de l'appui on aura  $P : C :: DR : DO$ . On comparera de même la force  $Q$  avec la charge  $C$ .

Toutes ces vérités ont lieu quelle que soit la figure du levier, & quelles que soient les directions des deux puissances.

576. Lorsque les directions des deux puissances sont paralleles (auquel cas la résultante ou la charge de l'appui leur est parallele) les perpendiculaires menées d'un même point de direction de l'une d'entr'elles sur les directions des deux autres, se trouvent toutes sur une même ligne  $LCM$  (*Fig. 93*). On peut donc dire alors que si l'on mene une ligne  $LCM$  perpendiculaire aux directions des puissances, chaque puissance est représentée par la partie de cette droite, comprise entre les directions des deux autres.

577. Si, de plus, le levier est droit, alors il est aisé de voir, par les triangles semblables  $CLB$ ,  $CMD$ , que les parties  $CB$ ,  $CD$ ,  $BD$ , ont même rapport entr'elles que les



parties  $CL$ ,  $CM$ ,  $LM$ ; donc on peut dire dans ce cas, que chaque force est représentée par la partie du levier comprise entre les directions de deux autres : ainsi  $Q : P :: CB : CD$ ; c'est-à-dire, que les deux puissances sont en raison inverse des bras de levier  $CB$ ,  $CD$ ; en sorte que la puissance  $Q$  doit être d'autant plus petite pour faire équilibre à la puissance  $P$ , que le bras  $CD$  auquel elle est appliquée, est plus grand que le bras  $BC$  auquel  $P$  est appliquée. A l'égard de la charge de l'appui, elle est égale à la somme des deux puissances  $P$  &  $Q$ , puisque celles-ci (576) étant représentées par  $CD$  &  $BC$ , la charge l'est par  $BD$ .

578. Si l'on distingue (*Fig. 94, 95 & 96*) une puissance  $Q$ , motrice, ou prête à donner le mouvement, un mobile  $P$ , & un appui  $C$ ; on pourra, avec les anciens, distinguer trois sortes de levier, suivant les trois différentes positions que la puissance peut avoir à l'égard du mobile & de l'appui. La figure 94 représente ce qu'on appelle *levier de la première espece* : la puissance & le mobile, y sont de part & d'autre de l'appui, & la puissance a d'autant plus d'avantage (577) qu'elle est plus éloignée du point d'appui. La figure 97 représente le *levier de la seconde espece*, où le mobile est entre l'appui & la puissance qui par

conséquent a toujours de l'avantage. Enfin la figure 97 représente le *levier de la troisième espece*, où la puissance est entre l'appui & le mobile : elle a donc alors un désavantage réel, & par conséquent ce levier seroit mal employé dans les cas où il s'agit d'augmenter l'effet de la force motrice, c'est-à-dire, de la mettre en état de surmonter une force plus grande qu'elle-même. Mais, ainsi que nous l'avons déjà observé, comme on n'a pas toujours pour objet de multiplier la force motrice, cette considération n'empêche pas que cette troisième espece de levier ne puisse être employée très-utilement dans des machines où l'on veut profiter de tous les mouvements dont on peut disposer. C'est ainsi, par exemple, qu'on l'emploie avec avantage dans les Métiers à Toiles, à Draps & autres Etoffes, où les mains de l'ouvrier occupées au tissu de l'étoffe ne peuvent être employées à donner le mouvement à la machine : on y emploie les pieds qui en appuyant sur les pédales *CD* tirent sur la corde *BR*, laquelle par-dessus la poulie *R*, va joindre l'assemblage qui sert à élever & à baisser alternativement les fils, & qui ayant peu de poids n'exige pas une force considérable. La machine du Rémouleur ou Gagne-petit, certains rouets à filer, sont dans le même

cas, ainsi que beaucoup d'autres machines.

§ 79. Observons, avant que d'aller plus loin, qu'abstraction faite du frottement, le point d'appui d'un levier ne doit pas être considéré comme un simple soutien. En effet, (*Fig. 92*) si l'appui *C* au lieu de pénétrer dans l'intérieur du levier, en touchoit seulement la surface, il est facile de voir que quoique les deux puissances *Q* & *P* fussent entr'elles en raison inverse des perpendiculaires *CM* & *CL*, elles ne pourroient être en équilibre sur ce levier que dans un seul cas; savoir, quand la direction *AC* seroit perpendiculaire à *BD*, (ou à la tangente en *C* dans la figure 91), car si *AC* étoit oblique, il est facile de voir qu'elle communiqueroit au levier un mouvement suivant *BD*; ainsi ce seroit une erreur de croire, par exemple, qu'abstraction faite du frottement, & de la pesanteur du levier *PQ* (*Fig. 97*) les deux poids *P* & *Q* demeurassent en équilibre dans la situation inclinée, si *P* étant à *Q* :: *CQ* : *CP* la surface du levier s'appuyoit seulement sur le point *C*. Le point d'appui tel qu'on doit le concevoir pour qu'il y ait équilibre dans toutes les positions du levier, doit faire l'effet d'une broche qui passant par *C*, permettroit seulement au levier de tourner autour de *C*. En un mot, quand on dit qu'il

§

Q

suffit que la résultante  $AC$  des deux puissances passent par le point d'appui  $C$ , c'est en supposant que le point correspondant  $C$  du levier ne peut prendre aucun mouvement; car cette condition ne suffit plus dès qu'il peut en prendre. Par exemple, si le levier  $BD$  (*Fig. 98*) étoit tiré par les trois puissances  $P, Q, R$ , appliquées aux trois cordons  $BP, DQ, CR$ , il n'y auroit point d'équilibre si  $AC$  étoit la direction de la résultante de  $P$  & de  $Q$ , quoique  $AC$  passe par l'appui  $C$ : il faudroit encore que le point de concours  $A$  fût sur  $CR$ .

§ 80. Puisque les deux forces  $P$  &  $Q$  qui doivent se faire équilibre à l'aide du levier  $BCD$  (*Fig. 91 & suiv.*) doivent être en raison inverse des perpendiculaires  $CL, CM$ ; c'est-à-dire, puisqu'on doit avoir  $P:Q::CM:CL$ , il s'en suit que  $P \times CL = Q \times CM$ , c'est-à-dire que les moments de ces deux forces pris par rapport au point d'appui, ou (249) par rapport à tout autre point de la direction  $AC$ , doivent être égaux.

§ 81. Comme il ne peut y avoir de force sans une tendance au mouvement, on doit par ces expressions *les forces  $P$  &  $Q$* , entendre le produit d'une certaine masse par la vitesse que ces forces lui communiqueroient si elle étoit libre. Ainsi, soit  $M$  une certaine

masse, &  $V$  la vitesse que la force  $P$  agissant librement sur cette masse, peut lui communiquer : soit pareillement  $M'$  une autre masse quelconque, &  $V'$  la vitesse que la force  $Q$  est capable de lui communiquer; il faudra donc pour l'équilibre, que l'on ait  $M \times V : M' \times V' :: CM : CL$ .

§ 82. Soit  $g$  la vitesse que la pesanteur donne, dans un instant, à toute partie matérielle en liberté; & soient  $M$  &  $M'$  (Fig. 99) deux corps pesants attachés aux deux cordons  $BIM$ ,  $DKM'$  qui passant par dessus les renvois courbes  $I$  &  $K$  transmettent entièrement (§ 55) au levier  $BCD$ , suivant les directions quelconques  $BI$  &  $DK$ , l'action de la pesanteur de ces corps; on aura  $gM$ , &  $gM'$  pour la mesure des forces avec lesquelles ces corps agissent' (188); il faudra donc, pour l'équilibre, que  $gM : gM' :: CO : CN$ , c'est-à-dire,  $M : M' :: CO : CN$ ; donc, en général, pour que deux masses qui ne sont sollicitées que par leur pesanteur, ou pour que deux masses qui seroient animées de vitesses égales se fassent équilibre sur un levier, il suffit que ces masses soient en raison inverse des distances de leurs directions au point d'appui.

§ 83. Mais si les vitesses n'étoient pas égales, on voit que ce doivent être, non

Q 2

les masses seulement , mais les produits des masses par les vîteses , qui soient en raison inverse des distances de leurs directions au point d'appui.

584. Si deux masses finies & pesantes  $M$  &  $M'$  viennent à recevoir des vîteses finies & inégales suivant les cordons  $IM$  &  $KM'$ ; comme la vîtesse que la pesanteur peut leur imprimer dans un instant est infiniment petite , il suffira pour que les deux vîteses finies se détruisent mutuellement , que les quantités de mouvement que les deux corps auroient en vertu de ces vîteses soient en raison inverse de  $CO$  &  $CN$ . Mais cet équilibre n'aura lieu qu'un instant ; car dès que ces vîteses se seront détruites mutuellement , les corps  $M$  &  $M'$  soumis à l'action de leur pesanteur , en recevront des quantités de mouvement qui seront dans le rapport simple des masses , & qui par conséquent ne seront plus dans le rapport inverse des distances  $CO$  ,  $CN$ .

585. On voit par-là , la différence qu'il y a entre l'équilibre des poids animés par la pesanteur seulement , & celui des poids animés de vîteses finies.

Une autre remarque qu'il est encore à propos de faire ici , c'est qu'il est impossible de mettre en équilibre un poids animé de sa

seule pesanteur avec un poids ou une masse animée d'une vitesse finie; la raison en est la même que celle que nous avons exposée (383). D'où il faut conclure que si le poids  $P$  (Fig. 94) est en équilibre avec une force  $Q$  telle que celle d'un homme, d'un animal, &c. cette dernière ne tend à faire mouvoir le point  $D$  qu'avec une vitesse infiniment petite. Si au contraire la force  $Q$  appliquée en  $D$  agissoit par une secousse ou impression finie, elle feroit monter le poids  $P$ , tel qu'il fût, du moins pendant un certain temps qui lorsque  $P$  fera un peu considérable, peut être tel que l'œil ne puisse pas saisir ce mouvement, mais ce mouvement n'en fera pas moins réel : voyez ce que nous avons dit (383).

Nous avons cru devoir placer ici ces réflexions qui ne peuvent que fixer l'esprit des commençants sur la véritable idée qu'ils doivent se former des forces appliquées aux machines : on en sentira encore mieux l'importance à mesure que nous avancerons.

586. Les rapports que nous avons établis (573 & suiv.) entre les deux puissances  $P$  &  $Q$ , & la charge  $C$  de l'appui (Fig. 91 & suiv.) mettent en état de résoudre cette question générale. *Trois de ces six choses étant données, les deux puissances, la charge de l'appui, & leurs*

Q 3

*directions ; trouver les trois autres ?* Quand les directions seules sont données, alors on ne peut avoir que le rapport des puissances. La solution de cette question est évidente par ce qui a été dit (549). Elle peut s'exécuter aussi par des constructions géométriques faciles à trouver, mais dans le détail desquelles nous n'entrerons point. Nous observerons seulement que quand les directions sont parallèles, alors ce qui a été dit (238) ou (576), résout la question, & qu'en général s'il s'agit de déterminer la position de l'appui lorsque l'on connoît les puissances  $P$  &  $Q$ , & leurs positions, la question se réduit à trouver la position de la résultante de ces deux puissances, ce qui est facile par ce qui a été dit (223).

§ 87. Il n'en est pas de même, lorsqu'il y a plus de deux puissances appliquées au levier ; alors on peut [de même qu'on l'a vu pour les cordes (556)] varier à l'infini les rapports ou les directions de quelques-unes des puissances, en laissant les autres les mêmes, & cependant avoir toujours équilibre : mais il y a cette différence entre le levier & les cordes, que la condition de l'équilibre sur le levier est unique ; au lieu que pour les cordes, il y a autant de conditions que de nœuds (558). Il nous suffira



de faire connoître cette condition pour trois puissances , pour faire sentir qu'elle doit avoir lieu de même pour quelque nombre de puissances que ce soit.

588. Soient donc (*Fig. 100*) trois puissances  $P, Q, R$ , dirigées suivant  $BP, EQ, DR$ , en équilibre sur le levier  $BCED$ . La puissance  $Q$  fait donc effort contre chacune des deux puissances  $P$  &  $R$ , & contre l'appui  $C$ . Ayant prolongé les directions, & pris, à compter de la rencontre  $A$  de  $BP$  &  $EQ$ , la ligne  $AH$  pour représenter la puissance  $Q$ , j'imagine cette puissance décomposée en deux autres, l'une  $AG$  égale & directement opposée à la puissance  $P$ , l'autre  $AF$  telle qu'elle puisse faire équilibre à la puissance  $R$  au moyen de l'appui  $C$ . Donc si la direction  $DR$  rencontrant  $AF$  au point  $I$ , on conçoit la force  $AF$  appliquée en  $I$  suivant  $AFIL$ ; il faut que la force  $AF$  ou  $IL$  puisse se décomposer en deux autres forces, l'une  $JK$  égale & directement opposée à la puissance  $R$ , l'autre  $IM$  dirigée au point d'appui  $C$ . Par ce moyen la force  $Q$  produit les trois effets  $AG, IK, IM$ , dont les deux premiers étant égaux & directement opposés aux forces  $P$  &  $R$  sont détruits, & dont le dernier étant dirigé au point fixe  $C$  ne peut manquer d'être détruit aussi. Or puisque toutes

Q 4

les forces qui agissent sur le levier sont  $P, Q, R$ , ou  $AG, IK, IM, P \& R$ , dont  $AG, IK, P \& R$  se détruisent, concluons - en donc que  $IM$  est la résultante des trois puissances  $P, Q, R$ ; que par conséquent la condition unique à laquelle l'équilibre est assujetti, est que la résultante de toutes les puissances, passe par le point d'appui  $C$ . On voit donc que les puissances  $P, Q, R$  agissent sur l'appui  $C$ , comme si elles y étoient immédiatement appliquées suivant des directions parallèles à celles qu'elles ont actuellement. Et cela est général pour quelque nombre de puissances que ce soit, parce qu'on peut toujours supposer qu'une seule des puissances fait équilibre à toutes les autres, à l'aide de la résistance de l'appui.

§ 89. Puisque  $C$  doit être un des points de la résultante, il doit donc avoir les propriétés dont nous avons fait mention (248); c'est-à-dire, qu'en général lorsque plusieurs puissances dirigées dans un même plan se font équilibre à l'aide d'un levier de figure quelconque; si du point d'appui on mène des perpendiculaires sur les directions de ces forces, & qu'on multiplie chaque force par la perpendiculaire correspondante, c'est-à-dire, si on prend les moments de ces forces par rapport au point d'appui, la somme des moments des forces qui

tendent à faire tourner le levier dans un sens, doit être égale à la somme des moments de celles qui tendent à le faire tourner en sens contraire ; ce qu'on peut exprimer généralement, en prenant avec des signes contraires les moments des forces qui tendent à faire tourner en sens opposés, & disant que la somme des moments doit être zéro.

§ 90. Donc tout ce que nous avons dit (254) pour trouver la valeur & la direction de la résultante, aura lieu ici pour trouver la charge & la position du point d'appui, quelque soit le nombre des puissances.

§ 91. Donc si connoissant les deux poids  $P$  &  $Q$  (*Fig. 101*), la longueur & le poids  $BD$  du levier, on veut déterminer le point d'appui  $C$ , sur lequel le tout peut demeurer en équilibre; on imaginera que le poids du levier est une nouvelle force véritable  $R$  appliquée au centre de gravité  $E$  de ce levier, & il faudra que le moment de  $P$  par rapport au point inconnu  $C$ , soit égal à la somme des moments des deux points  $R$  &  $Q$ , pris par rapport au même point inconnu  $C$ .

Supposons, pour en donner un exemple, que le levier  $BD$  est droit, d'une grosseur & d'une pesanteur uniforme : & faisant attention qu'à cause des parallèles ou peut, au lieu

des perpendiculaires  $CI$ ,  $CK$ ,  $CL$ , employer les parties  $BC$ ,  $CE$ ,  $CD$ , qui ont même rapport entr'elles, on aura  $P \times BC = R \times CE + Q \times CD$ .

Soit  $a$ , longueur du levier ;  $x$ , la distance  $BC$  ; on aura (275)  $BE = \frac{1}{2} a$  ;  $CE = \frac{1}{2} a - x$ ,  $CD = a - x$ . Soit  $p$  la pesanteur spécifique du levier, c'est-à-dire, pour fixer les idées, ce que pese ce levier, par pouce de longueur,  $a$  &  $x$  étant comptés en pouces ;  $p a$  fera son poids total  $R$ . On aura donc  $P x = p a (\frac{1}{2} a - x) + Q (a - x)$  d'où l'on tirera  $x = \frac{\frac{1}{2} p a^2 + Q a}{P + p a + Q}$ . Soit  $a = 24$  pouces,  $P = 20$  lb,  $Q = 4$  lb,  $p = \frac{1}{12}$  de livre. On aura donc  $x = \frac{\frac{1}{2} \cdot 20 \cdot 24^2 + 4 \cdot 24}{20 + 24 + 4} = 4$  pouces  $\frac{8}{13}$  ; c'est-à-dire, qu'il faut mettre le point d'appui  $C$ , à quatre pouces  $\frac{8}{13}$ , de l'extrémité  $B$  ; au lieu qu'en négligeant la pesanteur du levier, on auroit  $x = \frac{Q a}{P + Q} = \frac{24}{24} = 4$  pouces.

Si au contraire, on donnoit le point  $B$ , le point  $C$ , & qu'il fallût trouver le point  $D$ , où doit être appliquée la puissance  $Q$  supposée connue ainsi que  $P$  : on représenteroit  $BC$  par  $b$ , &  $BD$  par  $y$  ; alors l'équation des moments se changeroit en  $P b = p y (\frac{1}{2} y - b) + Q (y - b)$ , qui donneroit 
$$y = \frac{p b - Q \pm \sqrt{(Q - p b)^2 + (2 P b + 2 Q b) p}}{p}$$

dont la valeur positive donne la distance  $BD$  dans la figure 101; & dont la valeur négative donne la distance  $BD$  (Fig. 102) en supposant que la distance  $BC$  est sans pesanteur.

Si l'on veut avoir la distance  $y$  à laquelle le poids de la partie  $CD$  (Fig. 101) suffira pour faire équilibre au poids  $P$ , on fera

$$Q = 0, \text{ \& l'on aura } y = \frac{+pb + \sqrt{p^2 b^2 + 2pPb}}{p}.$$

Si dans la figure 103 on veut, connoissant  $P, Q, BC$ , & la pesanteur spécifique du levier  $DC$ , déterminer la distance  $CD$  où doit agir la puissance  $Q$ ; nommant  $CD, y$ ;  $BC, b$ ; on aura  $py$  pour le poids  $R$ ; il faudra donc que  $Pb + \frac{1}{2}pyy = Qy$ , d'où il sera facile d'avoir  $y$ .

Dans la figure 101, il est facile de voir que plus le levier sera long, & plus la puissance  $Q$  doit diminuer jusqu'à devenir zéro, après quoi elle doit agir en sens contraire.

Dans la figure 103, la longueur du levier augmentant, la puissance  $Q$  va d'abord en diminuant, mais jusqu'à un certain terme seulement, passé lequel elle doit augmenter. C'est ce qu'il est aisé de voir de plusieurs manières, & entr'autres par l'équation  $Pb + \frac{1}{2}pyy = Qy$  qui donnant  $Q = \frac{Pb + \frac{1}{2}pyy}{y}$ , fait voir que lorsque  $y = 0$ ,  $Q$  doit être infinie; & qu'elle le doit être aussi lorsque

$y$  est infinie; donc entre ces deux cas extrêmes, elle doit avoir des valeurs finies; donc pour passer de l'une à l'autre, il y aura un terme où elle aura la plus petite valeur possible. Pour déterminer ce terme, il n'y a autre chose à faire (48) qu'à égaler à zéro la différentielle de la valeur de  $Q$ , prise en regardant  $y$  seule comme variable. On aura donc 
$$-\frac{(Pb + \frac{1}{2}py^2)dy}{yy} + p dy = 0,$$
 qui

donne  $y = \sqrt{\frac{2Pb}{p}}$ . Donc la valeur de la plus petite puissance  $Q$  que l'on puisse employer avec un levier pesant, de la seconde espece, est  $\sqrt{2Ppb}$ , & la longueur de ce levier est  $\sqrt{\frac{2Pb}{p}}$ .

On voit donc que lorsqu'avec un levier pesant, on veut soulever un fardeau  $F$  (Fig. 104) il y a une certaine longueur à donner à ce levier pour y employer la moindre force possible: & qu'en deçà ainsi qu'au delà de cette longueur, il n'y a qu'à perdre. Il n'en est donc pas du levier lorsqu'on a égard à sa pesanteur, comme du levier considéré sans pesanteur. Au reste, dans l'exemple que nous prenons ici (Fig. 104) il ne faudroit pas prendre pour  $P$ , la valeur totale du fardeau  $F$ ; nous verrons par la suite, ce que l'on doit en prendre. Considérons maintenant le levier en mouvement.

§ 92. Soient  $M, M' M''$  (Fig. 105) des masses quelconques sans pesanteur, & considérées comme des points, situées dans un même plan avec le point  $C$ , liées entr'elles & avec le point  $C$ , de manière à ne pouvoir changer leurs distances réciproques, & à ne pouvoir que tourner autour de  $C$  ou autour d'un axe passant par  $C$ , perpendiculaire à leur plan. Supposons que ces masses reçoivent en même-temps dans leur plan des impulsions suivant  $Mm, M'm', M''m''$ , telles que si elles étoient libres, elles eussent des vîteses représentées par ces lignes : il s'agit de déterminer le mouvement qu'elles prendront.

Il faut, suivant le principe exposé (318), décomposer les vîteses  $Mm, M'm', M''m''$ , chacune en deux autres dont l'une puisse avoir lieu, & dont l'autre soit telle que si les masses  $M, M', M''$  n'eussent eu que cette vîtesse, elles fussent demeurées en équilibre.

Or il est clair 1°. que les vîteses que ces corps peuvent prendre, ne pouvant être que des vîteses de rotation autour de  $C$ , doivent être perpendiculaires aux rayons  $CM, CM', CM''$ . 2°. Que pour que ces vîteses aient lieu, c'est-à-dire, ne s'alterent point mutuellement, il faut qu'elles soient proportionnelles aux distances  $CM, CM', CM''$ .

Cela posé, je décompose les vîteses imprimées  $Mm$ ,  $M' m'$ ,  $M'' m''$ ; en vîteses  $Ms$ ,  $M' s'$ ,  $M'' s''$  qui soient celles qui peuvent avoir lieu, & en vîteses  $Mq$ ,  $M' q'$ ,  $M'' q''$  avec lesquelles les masses puissent se faire équilibre autour de  $C$ . On aura donc  $Ms : M' s' :: CM : CM'$ ;  $Ms : M'' s'' :: CM : CM''$ , & (589) en menant les perpendiculaires  $Ct$ ,  $C't$ ,  $Ct''$  sur les directions prolongées des vîteses  $Mq$ , &c.  $M \times Mq \times Ct + M' \times M' q' \times C't - M'' \times M'' q'' \times C t'' = 0$ . Or par la propriété des parallélogrammes (243), on a  $M \times Mq \times Ct + M \times Ms \times CM = M \times Mm \times CT$ , en abaissant les perpendiculaires  $CT$ ,  $CT'$ ,  $CT''$  sur les directions de  $Mm$ ,  $Mm'$ ,  $Mm''$ ; c'est-à-dire,  $M \times Mq \times Ct = M \times Mm \times CT - M \times Ms \times CM$ . Par la même raison on a  $M' \times M' q' \times C't = M' \times M' m' \times CT' - M' \times M' s' \times CM'$ , &  $M'' \times M'' q'' \times C t'' = M'' \times M'' m'' \times CT'' - M'' \times M'' s'' \times CM''$ .

Si de ces trois dernières équations on ajoute les deux premières, & qu'on en retranche la dernière; que de plus on fasse attention à la condition de l'équilibre exprimé par l'équation des moments donnée ci-dessus, on aura  $0 = M \times Mm \times CT + M' \times M' m' \times CT' - M'' \times M'' m'' \times CT'' - M \times Ms \times CM - M' \times M' s' \times CM' - M'' \times M'' s'' \times CM''$ . Mais les proportions établisés, ci-dessus,



donnent  $M' s' = \frac{M s \times C M'}{C M}$ ,  $M'' s'' = \frac{M s \times C M''}{C M}$ .

Substituant ces valeurs, & faisant les réductions & transpositions ordinaires, on aura

$$M s = \frac{M \times M m \times C I + M' \times m' M' \times C I' - M'' \times M'' m'' \times C I''}{M \times C M^2 + M' \times C M'^2 + M'' \times C M''^2} \times C M.$$

Or le numérateur de cette fraction, qui exprime la somme \* des moments des forces  $M \times M m$ ,  $M' \times M m'$ , &c. est (248) égal au moment de leur résultante. Donc si l'on nomme  $R$  cette résultante, &  $D$  sa distance au point  $C$ , on aura cette somme de moments,  $= R \times D$ . De plus, le dénominateur étant la somme des produits de chaque masse multipliée par le quarré de sa distance au point  $C$ ; si l'on représente en général, l'une quelconque de ces masses par  $m$ , & sa distance au point  $C$ , par  $r$ , on pourra représenter la somme de ces produits, par cette expression abrégée,  $\int m r r$ , ( $\int$  désignant le mot *somme*), en sorte que nommant  $v$  la vitesse

$M s$ , on aura  $M s$  ou  $v = \frac{R \times D}{\int m r r} \times C M$ .

§ 93. Quoique nous ayons supposé que toutes les forces, & toutes les parties du système fussent dans un même plan, il est facile de voir (& d'ailleurs on le verra par la suite) que la même chose auroit encore

\* Toujours en prenant avec des signes contraires, les moments des forces qui tendent à faire tourner en sens contraires.

lieu, quand même elles seroient seulement dans les plans paralleles entr'eux & perpendiculaires à l'axe de rotation, pourvu que toutes les parties du système fussent assujetties à tourner autour d'une droite ou axe fixe.

594. Et puisqu'un corps solide de figure quelconque, peut toujours être considéré comme l'assemblage de plusieurs points solides liés entr'eux, on peut donc dire, en général, que

*Lorsqu'un corps L de figure quelconque (Fig. 106) sollicité par tant & de telles forces que l'on voudra, ne peut prendre d'autre mouvement qu'un mouvement de rotation autour d'un axe fixe AB (situé hors de ce corps, ou dans ce corps), la vitesse de rotation que l'un quelconque de ses points prendra, se trouvera en divisant la somme des moments de toutes ces forces (ou le moment de leur résultante) par la somme des produits de chaque partie de ce corps multipliée par le carré de sa distance à l'axe de rotation, & multipliant le quotient par la distance du point dont on cherche la vitesse, à ce même axe.*

595. Soit  $G$  le centre de gravité du corps  $L$  (Fig. 107); concevons que tandis que le point quelconque  $M$ , en tournant, décrit pendant un instant l'arc infiniment petit  $M s$  le centre de gravité  $G$  décrive  
l'arc

l'arc  $Gg$ , perpendiculaire à  $CG$ ; & menons par le point  $g$ , la ligne  $gk$  parallèle & égale à  $CG$ . Au lieu de concevoir que le corps tourne autour de  $C$ , on peut concevoir qu'il est transporté parallèlement à lui-même avec une vitesse égale à  $Gg$ , & qu'en même-temps ses parties tournent autour du point mobile  $G$  avec une vitesse telle qu'en prenant  $gk = GC$ , le point  $k$  décrive l'arc  $kC = Gg$ ; car alors le point  $C$  du corps  $L$  reste également immobile. Or le corps étant libre alors, la résultante de tous les mouvements de rotation autour du point mobile  $G$  est nulle (320). Donc la résultante de tous les mouvements, dont le corps est actuellement animé, n'est autre que la force qu'auroit le corps  $L$  animé de la vitesse  $Gg$ , c'est-à-dire, que cette force doit être perpendiculaire à  $CG$  &  $= L \times Gg$ , en représentant par  $L$ , la masse du corps. Or puisque les parties du corps décrivent des arcs semblables, on a  $CM : CG :: Ms : Gg$ ; donc  $Gg = \frac{Ms \times CG}{CM}$ ; donc la force résultante de tous les mouvements de rotation, autour de  $C$ , est  $\frac{L \times Ms \times CG}{CM}$ .

Mais quoique cette résultante soit la même que si le corps étant libre, le centre de gravité eût reçu la vitesse  $Gg$ , néanmoins il

R

est facile de voir qu'elle ne passe pas par  $G$ , mais par quelque point  $R$  de  $CG$ , plus éloigné de  $G$ ; puisque les points les plus éloignés ayant plus de force, la résultante doit passer du même côté que le centre de gravité par rapport à  $C$ , & plus loin que ce centre de gravité. Nommons donc  $D'$  la distance  $CR$ , à laquelle passe cette résultante, & nous aurons  $\frac{L \times M_s \times CG}{CM} \times D'$  pour son moment.

Or si à l'instant où les forces que nous avons considérées ci-dessus (592) viennent à agir sur les parties du corps, on leur oppose à la distance  $D'$  une force égale à celle que nous venons de déterminer; c'est-à-dire, égale à l'effort total qu'elles produisent sur ce corps, il est évident qu'il y auroit équilibre; mais dans ce cas (589) le moment  $\frac{L \times M_s \times CG \times D'}{CM}$  doit être égal au moment  $R \times D$ ; donc puisque (592)  $R \times D = \frac{M_s}{MC} \int m r r$ , on aura  $\frac{L \times M_s \times CG \times D'}{CM} = \frac{M_s}{CM} \int m r r$ , & par conséquent  $D' = \frac{\int m r r}{L \times CG}$ .

Il résulte donc, de ce que nous venons d'exposer, que

§ 96. *Si tant de forces que l'on voudra, dirigées comme on le voudra, dans des plans auxquels l'axe de rotation soit perpendiculaire,*

agissent sur un corps, & ne peuvent le faire tourner qu'autour de cet axe ; 1°. la force que ce corps en recevra, sera égale à la masse de ce corps multipliée par la vitesse que prendra son centre de gravité ; vitesse que l'on détermine par ce qui a été dit (594). 2°. Cette force sera perpendiculaire au plan qui passe par l'axe & par le centre de gravité. 3°. Sa distance à l'axe sera toujours la même quelles que soient ces forces & leurs directions ; & elle sera égale à la somme des produits de chaque particule du corps, multipliée par le carré de sa distance à l'axe, égale, dis-je, à cette somme divisée par la masse du corps multipliée par la distance du centre de gravité au même axe.

597.  $v$  marquant toujours la vitesse avec laquelle un point déterminé  $M$  du corps  $L$ , tend à tourner en vertu de l'action de tant de forces que l'on voudra, ou de leur résultante  $R$  ; si l'on appelle  $r$  la distance d'une particule quelconque, à l'axe de rotation, &  $m$  la masse de cette particule ; on aura  $\frac{rv}{CM}$  pour sa vitesse de rotation, &  $\frac{mrv}{CM}$  pour la force qu'elle reçoit, & par conséquent pour la résistance qu'elle oppose à  $R$ , par son inertie (380) ; donc  $\frac{mrvv}{CM}$  sera le moment de cette résistance ; donc la

R 2

somme des moments des résistances que les particules de  $L$  opposent au mouvement de rotation que  $R$  leur imprime, est  $\int \frac{m r r v}{c M}$ , ou  $\frac{v}{c M} \int m r r$ ; car ces deux expressions sont les mêmes, puisque  $v$  &  $c M$  ne changent point, quelle que soit la particule  $m$  que l'on considère.

On voit donc que, toutes choses d'ailleurs égales, la résistance que les parties d'un corps opposent au mouvement de rotation qu'on leur imprime, est d'autant plus grande, que  $\int m r r$  est plus grande.

Dorénavant, nous appellerons la quantité  $\frac{v}{c M} \int m r r$ , le *moment d'inertie* du corps; &  $\int m r r$  nous l'appellerons *l'exposant du moment d'inertie*.

§ 98. Nous verrons, dans peu, comment on détermine l'exposant du moment d'inertie, dans un corps quelconque; mais quand on a déterminé cet exposant à l'égard d'un axe quelconque, il est très-facile d'en conclure ce qu'il doit être à l'égard de tout autre axe parallèle au premier. Comme nous aurons occasion de considérer le moment d'inertie à l'égard de différents axes parallèles, nous allons d'abord faire voir comment on peut, pour un axe quelconque,

conclure la valeur de son exposant, de celle qu'elle auroit à l'égard d'un autre axe parallèle au premier.

Soit donc  $AB$  (*Fig.* 108) un axe quelconque;  $A'B'$ , un autre axe qui lui soit parallèle, & qui passe par le centre de gravité du corps: soit  $m$  une particule quelconque de ce corps; & par  $m$  concevons un plan  $mCC'$  perpendiculaire aux deux axes  $AB$ ,  $A'B'$ ; ayant mené  $mC$ ,  $mC'$ , & la ligne  $mP$  perpendiculaire sur  $CC'$ , les lignes  $mC$ ,  $mC'$  feront perpendiculaires sur  $AB$ ,  $A'B'$ .

Cela posé, selon ce qui a été dit (*Alg.* 259) on aura  $\overline{mC}^2 = \overline{mC'}^2 + \overline{CC'}^2 + 2CC' \times C'P$ . Donc  $\int m \cdot \overline{mC}^2 = \int m \cdot \overline{mC'}^2 + \int m \cdot \overline{CC'}^2 + \int 2m \cdot CC' \cdot C'P$ . Or puisque la distance  $CC'$  est toujours la même quelle que soit la particule  $m$  que l'on considère,  $\int m \cdot \overline{CC'}^2$  n'est autre chose que  $\overline{CC'}^2 \int m$ , ou  $\overline{CC'}^2 \times L$ , en nommant  $L$  la masse du corps. Par la même raison,  $\int 2m \times CC' \times C'P$ , n'est autre chose que  $2CC' \int m \cdot C'P$ ; mais  $\int m \cdot C'P$ , étant la somme des produits des particules par rapport à un plan qui passe par  $A'B'$ , c'est-à-dire, par le centre de gravité, doit (270) être  $= 0$ ; on a donc simplement,  $\int m \cdot \overline{mC}^2 = \int m \cdot \overline{mC'}^2 + L \times \overline{CC'}^2$ . Donc

R 3

connoissant l'exposant  $\int m \cdot m \overline{C}^2$  du moment d'inertie à l'égard d'un axe passant par le centre de gravité, on aura l'exposant de ce moment à l'égard de tout autre axe parallèle à celui-là, en ajoutant au premier, le produit de la masse par le quarré de la distance de ces deux axes.

D'après cela, & l'expression de la vitesse de rotation trouvée (592), on voit donc que de tous les axes autour desquels on peut faire tourner un corps, en vertu d'une force ou impulsion quelconque, ceux autour desquels la vitesse de rotation sera la plus grande, sont ceux qui passent par le centre de gravité; puisque l'exposant du moment d'inertie à l'égard d'un axe passant par le centre de gravité est plus petit qu'à l'égard de tout autre axe.

§ 99. Tout ce qui précède est d'un très-grand usage, & renferme la méthode pour trouver le *centre de percussion*, & le *centre d'oscillation* des corps assujettis à tourner autour d'un axe déterminé ou d'un point déterminé  $C$  (Fig. 109). Ce qu'on entend par *centre de percussion*, c'est le point  $R$  de la ligne  $CG$  menée par le point fixe  $C$ , & le centre de gravité  $G$ , où il faudroit placer un corps, pour qu'il reçût la plus grande impression de la part du corps  $L$  tournant autour de  $C$ . Or il est visible que ce point doit être celui par où passe la résultante des



mouvements de rotation de tous les points de  $L$ ; ce point, ou le centre de percussion, est donc déterminé par ce qui a été dit (596).

A l'égard du *centre d'oscillation*, c'est le point  $R$  d'un corps,  $L$  (Fig. 109) ou d'un système de corps, qui se trouve éloigné de  $C$  d'une quantité égale à la longueur que devrait avoir un pendule simple pour faire ses oscillations en même temps que ce corps ou ce système de corps, fait les siennes en vertu de la pesanteur. Nous allons voir que ce centre est le même que le centre de percussion.

En effet, lorsqu'il s'agit de la pesanteur, la force  $R$  résultante de l'action que la pesanteur exerce sur chaque partie matérielle d'un corps, est égale à la masse totale multipliée par la vitesse que la pesanteur imprime, en un instant, à toute partie de matière; c'est-à-dire, que  $R = g \times L$ , en nommant  $g$ , cette vitesse. De plus cette résultante  $R$  passe par le centre de gravité  $G$ ; & par conséquent sa distance au point fixe  $C$ , ou à l'axe qui passe par  $C$ , est  $CN$ ; donc (594) la vitesse de rotation  $Ms$  que prend un point quelconque  $M$ , lorsque le corps est abandonné à l'action de sa pesanteur, est

$$Ms = \frac{g \times L \times CN}{smrr} \times CM; \text{ en sorte que pour le}$$

R 4

centre de gravité  $G$ , elle est  $Gg = \frac{g \times L \times CN}{f m r r} \times CG$ .

Or pour qu'un pendule simple qui auroit pour longueur  $CR$ , fasse ses oscillations en même-temps que le corps  $L$ , il faut qu'en le supposant éloigné de la verticale, de la même quantité angulaire que l'est  $CR$ , la vitesse que la pesanteur lui communique en  $R$  (*Fig. 110*) perpendiculairement à  $CR$ , soit la même que celle du point  $R$  (*Fig. 109*); c'est-à-dire, qu'elle soit à la vitesse de  $G$  (*Fig. 109*) ::  $CR : CG$ ; or il est facile de voir (*Fig. 110*) en décomposant la vitesse  $RL$ , ou  $g$ , que la pesanteur donne dans un instant, à un corps libre, en deux autres; l'une  $Rk$  suivant la verge  $CR$ , l'autre  $Rr$  perpendiculaire à  $CR$ , il est facile de voir que  $Rl : Rr :: CR : RS :: CG : CN$ ; donc  $g : Rr :: CG : CN$ ; & par conséquent  $Rr = \frac{g \times CN}{CG}$ ; il faut donc que  $\frac{g \times CN}{CG} : \frac{g \times L \times CN}{f m r r} \times CG :: CR : CG$ ; d'où l'on tire  $CR = \frac{f m r r}{L \times CG}$ ; c'est-à-dire, la même valeur que pour le centre de percussion.

600. Puisque toutes les forces qui agissent sur le corps  $L$ , ou sur un système de corps assujetti à tourner autour d'un point ou d'un axe fixe, font naître dans ce corps une

vitesse telle qu'un point quelconque  $M$  tourne avec une vitesse  $Mv = \frac{R \times D}{\int m r r} \times CM$ ; & qu'il est d'ailleurs évident que si le corps venoit à tourner en sens contraire avec la même vitesse, il feroit équilibre à toutes ces forces; concluons-en que si un corps, tournant avec une vitesse qui pour un point déterminé  $M$  soit  $v$ , on veut arrêter ce mouvement avec une puissance  $R$  dont la direction passe à une distance de  $C = D$ , il faudra que cette puissance ou sa distance  $D$  soit telle que le moment  $R \times D$  soit égal à la vitesse du point  $M$ , divisée par la distance  $CM$ , & multipliée par la somme des produits des particules par les quarrés de leurs distances à  $C$  ou à l'axe qui passe par  $C$ . En effet, cette puissance doit être telle qu'elle puisse reproduire la même vitesse dans le corps  $L$  supposé en repos; or cette vitesse feroit  $v = \frac{R \times D}{\int m r r} \times CM$ , qui donne  $R \times D = \frac{v}{CM} \int m r r$ .

601. Si un corps  $L$  de figure quelconque (*Fig. III*), assujetti de manière à ne pouvoir tourner qu'autour du point fixe  $C$ , ou d'un axe passant par ce point qui peut d'ailleurs être par-tout où l'on voudra; si un corps, dis-je, vient à être choqué perpendiculaire-

ment à sa surface par un corps  $N$ , on pourra, par les principes précédents, déterminer le mouvement de l'un & de l'autre après le choc, de la manière suivante.

Soit  $V$  la vitesse de  $N$ , suivant la perpendiculaire  $TS$ , avant le choc;  $v$  sa vitesse après le choc.  $V-v$  fera la vitesse, &  $N(V-v)$  la quantité de mouvement qu'il perdra par le choc, & qui passera dans  $L$ . Cette quantité de mouvement fera donc naître dans  $L$  une vitesse de rotation (594) telle que le point  $T$ , par exemple, tournera avec une vitesse  $v' = \frac{N(V-v) \times CS}{f_{mrr}} \times CT$ , en menant  $CS$  perpendiculaire sur  $TS$ .

Concevons que l'arc infiniment petit  $Tm$  décrit du centre  $C$ , représente cette vitesse; en formant sur la tangente  $TA$ , & sur la perpendiculaire  $TS$ , le parallélogramme  $TAmr$ , on verra en substituant, par la pensée, les vitesses  $TA$  &  $Tr$ , à la vitesse  $Tm$ , que la vitesse  $TA$  ne peut nuire en rien à la vitesse  $v$  que  $N$  doit prendre; mais que la vitesse  $Tr$  nuirait à la vitesse  $v$ , si elle étoit plus petite que  $v$ ; donc puisqu'on suppose que  $v$  est réellement la vitesse que  $M$  conservera, il faut que  $Tr$  soit  $= v$ . Or les triangles semblables  $CST$ ,  $Trm$ , donnent  $CT:CS::TM$  ou  $v':Tr$ ; donc  $\frac{v' \times CS}{CT} = Tr = v$ , &

par conséquent  $v' = \frac{v \times CT}{CS}$ ; substituant donc pour  $v'$  cette valeur, dans l'équation ci-dessus, on aura  $\frac{v \times T}{CS} = \frac{N \times (V - v) \times CS}{smrr} \times CT$ , d'où l'on tire  $v = \frac{N \times V \times CS^2}{smrr + N \times CS^2}$ : delà il est facile de conclure la vitesse de rotation  $v'$ . Mais l'équation  $v' = \frac{v \times CT}{CS}$ , donnant  $v : v' :: CS, CT$ , fait voir que  $v$  est la vitesse de rotation du point  $S$ ; on voit donc que le point  $S$  tourne avec la vitesse qui reste à  $N$  après le choc.

602. On voit donc que pour avoir les mouvements des corps qui tournent, il faut savoir déterminer la valeur de  $smrr$ . C'est ce qui sera toujours facile, ainsi qu'on va le voir, si la nature du corps peut être exprimée par des équations. Et si cette condition n'a pas lieu, on pourra toujours, du moins, partager le corps en parties, comme parallépipèdes ou pyramides, &c. dont la nature peut être exprimée par des équations; & cherchant pour chacune la valeur de  $smrr$ , on ajoutera ensuite toutes ces sommes pour avoir la valeur totale de  $smrr$  pour le corps entier ou le système de corps dont il s'agit. Voyons donc comment on doit s'y prendre pour trouver dans les corps dont la nature

peut être exprimée par des équations, la valeur de  $\int m r r$ .

Soit  $AB$  (*Fig. 112*) l'axe de rotation; & concevons par  $AB$ , deux plans perpendiculaires entr'eux; soit  $m$  une particule quelconque du corps, & ayant mené  $mC$  perpendiculaire sur  $AB$ ; menons  $mS$  perpendiculaire au plan  $AR$ . Si l'on tire  $CS$ , elle sera perpendiculaire à  $AB$ , & par conséquent au plan  $PQ$ . Le triangle rectangle  $mSC$  donne  $\overline{Cm}^2 = \overline{CS}^2 + \overline{Sm}^2$ ; donc  $\int m \cdot \overline{Cm}^2$  ou  $\int m r r = \int m \times \overline{CS}^2 + \int m \cdot \overline{mS}^2$ . La question revient donc à trouver la somme des produits des particules par les quarrés de leurs distances à deux plans qui passent par l'axe de rotation, & sont perpendiculaires entr'eux. Or dès qu'on aura trouvé l'expression algébrique de cette somme, par rapport à l'un des plans, il sera aisé de l'avoir par rapport à l'autre; voyons donc comment on peut, en général, trouver la somme des produits des particules d'un corps, par les quarrés de leurs distances à un plan connu.

On concevra ce corps partagé en tranches infiniment minces, paralleles à ce plan; & supposant que  $Dd$  (*Fig. 113*) représente l'épaisseur d'une de ces tranches, on nom-

mera  $x$  la distance  $CD$  au plan dont il s'agit, &  $S$  la surface de la tranche : alors, comme tous les points de cette surface sont éloignés du plan  $PQ$ , d'une quantité égale à  $x$ , on aura  $xxSdx$  pour les produits de tous les points de cette tranche par les quarrés de leurs distances à ce plan, & par conséquent  $\int xxSdx$  pour la somme totale de ces produits pour tout le corps.

Si l'on nomme, pareillement,  $x'$ , les distances au plan perpendiculaire à  $PQ$  & passant par l'axe de rotation  $AB$ , & que concevant le corps partagé en tranches parallèles à ce nouveau plan, on appelle  $S'$  la surface de l'une des tranches, on aura de même  $\int x'x'S'dx'$  pour la somme des produits des particules, par le quarré de leur distance à ce second plan; en sorte que  $\int xxSdx + \int x'x'S'dx'$  fera la valeur de la somme des produits de chaque partie du corps multipliée par le quarré de sa distance à l'axe  $AB$ .

603. Pour en donner quelques exemples, supposons que le corps est un parallépipede rectangle (*Fig. 114*) tournant autour de l'axe  $AB$  perpendiculaire à l'axe de ce parallépipede & au milieu du côté  $RS$ . Par la nature de ce corps, la surface  $S$  est constante; ainsi l'intégrale  $\int xxSdx$  est  $\frac{x^3S}{3}$ , qui

lorsque  $x$  est égal à la hauteur  $h$  du parallépipede, devient  $\frac{h^3 S}{3}$ .

On voit de même que  $S'$  est une quantité constante, & qu'ainsi  $\int x' x' S' dx'$ , devient  $\frac{x'^3 S'}{3}$  qui lorsque  $x' = \frac{1}{2} MN$ , ou  $\frac{1}{2} h'$ , en nommant  $MN, h'$ , devient  $\frac{1}{8} \cdot \frac{h'^3 S'}{3}$ ; & comme le plan qui passe par l'axe divise le corps en deux parties égales, on aura pour les deux moitiés  $\frac{1}{4} \cdot \frac{h'^3 S'}{3}$ ; donc la somme totale des produits sera  $\frac{h^3 S}{3} + \frac{h'^3 S'}{12}$ .

Si l'on veut donc trouver le centre d'oscillation ou de percussion, il ne s'agit plus (599) que de diviser cette quantité par la masse du parallépipede multipliée par la distance de son centre de gravité; c'est-à-dire, par  $h h b \times \frac{1}{2} h$ , en nommant  $R M, b$ .

On aura donc  $\frac{2 h^3 S}{3 h^2 h' b} + \frac{h'^3 S'}{6 h^2 h' b}$ ; ou à cause que  $S = h' b$ , &  $S' = h b$ , on aura  $\frac{2 h}{3} + \frac{h'^2}{6 h}$  pour la distance du centre d'oscillation, & pour celle du centre de percussion.

Si  $h'$  est très-petit par rapport à  $h$ , on aura cette distance  $= \frac{2 h}{3}$ . Donc le centre d'oscillation, & le centre de percussion d'une ligne droite, ou d'un parallélogramme tournant au-



tour d'un de ses côtés comme axe, est aux  $\frac{2}{3}$  de la distance au point ou à l'axe de rotation.

Ainsi la verge ou barre  $CA$  (Fig. 115) tournant autour du point fixe  $C$ , frappera le clou  $T$ , le plus fortement qu'il est possible, si ce clou répond à la distance  $CP = \frac{2}{3} CA$ .

Si la verge  $CA$  tournoit par l'action seule de sa pesanteur, la force qu'elle exerceroit sur le clou, seroit égale à la masse de la verge multipliée par la vitesse que le centre de gravité  $G$  acquiert en tombant le long de  $BG$ ; c'est-à-dire, (466) par la vitesse qu'un corps pesant acquerroit en tombant de la hauteur  $BD$ .

604. Prenons pour second exemple, la sphere. La surface que nous avons appelée  $S$ , est un cercle qui a pour rayon  $IM$  (Fig. 116) que je nomme  $y$ . Ainsi supposant que  $1 : c$  est le rapport du rayon à la circonférence, on aura  $\frac{cy^2}{2} = S$ . Soit  $DI = z$ , &  $r$  le rayon de la sphere; on a  $y^2 = 2rz - zz$ , & par conséquent  $S = \frac{c}{2} (2rz - zz)$ . Soit  $DC = a$ , on aura  $CI$  ou  $x = z + a$ , &  $dx = dz$ ; donc  $\int x^2 S dx$  devient  $\int (z + a)^2 \times \frac{c}{2} (2rz - zz) dz$ , ou en développant tout, devient  $\int \frac{c}{2} (2aarz dz + 4ar z^2 dz - aaz^2 dz + 2rz^3 dz - 2az^3 dz -$

$z^4 dz$ ); & en intégrant on a  $\frac{c}{2} (aarz^2 + \frac{4}{3} arz^3 - \frac{1}{3} aa z^3 + \frac{1}{2} r z^4 - \frac{1}{2} a z^4 - \frac{1}{5} z^5)$  qui lorsque  $z = 2r$ , se réduit à  $\frac{c}{2} (\frac{4}{3} a^2 r^3 + \frac{8}{3} ar^4 + \frac{8}{5} r^5)$ . Pour trouver la valeur de  $\int x' x' S' dx'$ , il n'est pas nécessaire de recommencer le calcul; parce que la figure régulière de la sphere, fait voir qu'il seroit absolument semblable; il n'y a autre chose à faire qu'à supposer que  $a$  qui exprime la distance du plan  $PQ$ , à la surface, devient  $-r$ , c'est-à-dire, que ce plan passe par le centre, en l'imaginant d'ailleurs perpendiculaire à sa premiere position; & on aura  $\frac{c}{2} (\frac{4}{3} r^5 - \frac{8}{3} r^5 + \frac{8}{5} r^5)$  qui se réduit à  $\frac{c}{2} \cdot \frac{4}{15} r^5$ . Réunissant donc les deux intégrales, on a  $\frac{c}{2} (\frac{4}{3} a^2 r^3 + \frac{8}{3} ar^4 + \frac{28}{15} r^5)$ .

Et puisque la solidité de la sphere est  $\frac{c}{2} \times \frac{4}{3} r^3$ , & que la distance de son centre de gravité au plan  $PQ$ , est  $a+r$ , divisant le résultat qu'on vient de trouver, par le produit de ces deux dernieres quantités, on aura pour la distance  $CO$  du centre d'oscillation & de percussion,  $CO = \frac{a^2 + 2ar + \frac{7}{5}r^2}{a+r} = \frac{a^2 + 2ar + r^2 + \frac{2}{5}r^2}{a+r} = a + r + \frac{2}{5} \cdot \frac{r^2}{a+r} = CG + \frac{2}{5} \cdot \frac{BG^2}{CG}$ , d'où l'on voit que le centre d'oscillation & de percussion

percussion est plus bas que le centre même de la sphaere, & qu'on ne peut les prendre pour celui-ci, que lorsque le rayon de la sphaere est très-petit à l'égard de la distance du centre  $G$  au point de suspension.

Si la sphaere est suspendue par une verge ou lame, & qu'on veuille avoir égard à la masse de cette lame; on se rappellera que nous avons trouvé (603),  $\frac{h^3 S}{3} + \frac{h'^3 S'}{12}$  pour la somme des produits des particules de cette lame par les quarrés de leurs distances au point fixe ou à l'axe. Or  $h$  est ce que nous représentons ici par  $a$ ; de plus,  $S$  étant (603)  $= h'b$ , &  $S' = hb = ab$ , on aura  $\frac{a^3 h'b}{3} + \frac{h'^3 ab}{12}$ ; cette quantité & celle qui appartient à la sphaere, doivent être multipliées par les pesanteurs spécifiques de ces deux corps, si ces pesanteurs sont différentes; alors ajoutant les deux produits, on aura en appellant  $p$  &  $p'$  les pesanteurs spécifiques de la lame & de la sphaere, on aura, dis-je,  $p \frac{a^3 h'b}{3} + p \frac{h'^3 ab}{12} + p' \frac{c}{2} (\frac{4}{3} a^2 r^3 + \frac{8}{3} a r^4 + \frac{28}{15} r^5)$ , pour la somme des produits des particules de tout le système, par le quarré de leur distance à l'axe. Divisant cette quantité par la somme

S

$pa h'b + p' \frac{c}{2} \cdot \frac{4}{3} r^3$ , on aura la distance du centre d'oscillation.

605. Dans la pratique on peut se contenter de partager le corps en un grand nombre de parties, & de multiplier chacune par le quarré de sa distance à l'axe, pour avoir d'une maniere suffisamment exacte, la valeur de  $\int m r r$ .

606. Après cette petite digression sur la maniere de trouver  $\int m r r$ , revenons aux applications qu'on peut faire de la regle donnée (594).

Nous avons démontré (322) que lorsqu'un corps quelconque  $L$  (*Fig. 117*) reçoit une impression suivant une direction qui ne passe pas par son centre de gravité  $G$ , cette impression se transmet entierement au centre de gravité qui se meut parallèlement à la direction  $RS$ , suivant laquelle le corps a reçu cette impression; & qu'en même temps les parties de ce corps tournent autour du centre de gravité de la même maniere qu'elles le feroient, si le point  $G$  étoit fixe. Donc si la figure de ce corps, & les forces qui lui sont transmises (dont je suppose que  $R$  représente la résultante) sont telles qu'il ne puisse tourner qu'autour d'un seul axe; comme cet axe passera nécessairement par le centre de

gravité, tout ce que nous avons dit ci-dessus aura également lieu, en entendant par  $r$ , dans  $\int m r r$ , la distance d'une particule quelconque à l'axe qui passe par le centre de gravité, & par  $R \times D$  le moment de la force  $R$  pris par rapport au même axe, ou la somme des moments de toutes les forces qui agissent sur le corps, prise par rapport à ce même axe. C'est-à-dire, que le centre de gravité sera mu parallèlement à la direction de la force  $R$ , avec une vitesse  $= \frac{R}{L}$ ,  $L$  étant la masse du corps (189).

Et si l'on mène  $GS$  perpendiculaire sur  $RS$ , & qu'on appelle  $v$  la vitesse de rotation de  $S$ , on aura  $v = \frac{R \times GS}{\int m r r} \times GS$ , ou . . . .  
 $v = \frac{R \times GS^2}{\int m r r}$ , (594). Voyons - en quelques applications.

607. Supposons que le corps  $N$  (Fig. 118) vient choquer le corps  $L$  suivant une direction quelconque  $CQ$ , telle cependant, qu'il n'en résulte de rotation dans  $L$ , qu'autour d'un seul axe perpendiculaire au plan qui passe par le centre de gravité  $G$ , & par la perpendiculaire  $TS$  au point de contact  $T$ ; il s'agit de déterminer les vitesses après le choc, & leurs directions; le corps  $L$  est supposé en repos.

- Concevons par le point de contact  $T$ , un

plan tangent ; & imaginons la vitesse de  $N$  suivant  $CQ$ , décomposée en deux autres, l'une suivant  $CT$  perpendiculaire à ce plan, l'autre suivant  $CI$  parallèle à ce même plan. Si  $N$  n'avoit d'autre vitesse que  $CI$ , il ne feroit que toucher  $L$  en passant, & ne lui communiqueroit aucun mouvement, du moins abstraction faite du frottement. Ce n'est donc qu'en vertu de la vitesse  $CT$  que se fait le choc. Or comme il est aisé, dans le parallélogramme  $CTAI$  dont tous les angles & la diagonale  $CA$  sont supposés connus, de connoître  $CT$ , nous regarderons cette vitesse  $CT$  comme connue, & nous la nommerons  $V$ . Soit  $v$  la vitesse qui restera à  $N$  après le choc, suivant la même direction  $CT$  ou  $CS$ ; & par conséquent  $V-v$  la vitesse qu'il perd;  $N \times (V-v)$  est donc la force qui passe dans le corps  $L$ , celle que nous avons nommée  $R$ . Donc (322) le centre de gravité, & toutes les parties du corps, prendront suivant  $GM$  parallèle à  $CS$ , une vitesse  $= \frac{N \times (V-v)}{L} = v'$  en nommant  $v'$  cette vitesse.

Mais comme la force  $N \times (V-v)$  ne passe pas par le centre de gravité  $G$ , de  $L$ , ce corps doit tourner autour de  $G$  comme si ce point eût été fixe (322). Soit  $u$  la vitesse de

rotation que prendra le point  $S$  qui est celui où la perpendiculaire  $GS$  sur  $CS$ , rencontre cette dernière ligne ; on aura donc (594),

$$u = \frac{N(\mathcal{V}-v)\overline{GS}^2}{\int m r r}, \text{ ou, en représentant } GS \text{ par } D, u = \frac{ND^2(\mathcal{V}-v)}{\int m r r}.$$

Observons de plus, que pour que le corps  $N$  ait réellement la vitesse  $v$ , il faut que le point  $T$  du corps  $L$  ait aussi cette même vitesse  $v$  suivant  $TS$ ; voyons donc avec quelle vitesse ce point doit avancer suivant  $TS$ .

Il aura d'abord la vitesse  $v'$  commune à toutes les parties de  $L$ . De plus, si l'on suppose que l'arc infiniment petit  $Tm$  perpendiculaire à  $GT$  représente la vitesse de rotation du point  $T$ , en imaginant le parallélogramme  $Trmn$  sur les directions  $Tm$ ,  $TA$  &  $TS$ , on aura  $Tr$  pour la vitesse de  $T$  suivant  $TS$  en vertu de sa rotation. Or les triangles semblables  $Tmr$ ,  $GTS$ , donnent  $GT : GS :: Tm : Tr$ ; donc  $Tr = \frac{GS \times Tm}{GT}$ . Mais puisque  $u$  est la vitesse de rotation du point  $S$ , on a  $u : Tm :: GS : GT$ , & par conséquent  $Tm = \frac{u \times GT}{GS}$ ; donc  $Tr = \frac{GS}{GT} \times \frac{u \times GT}{GS} = u$ ; donc la vitesse totale du point  $T$  du corps  $L$ , suivant  $CS$ , est  $v' + u$ ; il faut donc  $v' + u = v$ .

Si des trois équations que nous venons de trouver, pour exprimer les conditions du mouvement, on tire les valeurs de  $v$ ,  $u$ , &  $v'$ , on aura  $v = \frac{N(fmrr + LD^2)V}{(N+L)fmrr + LD^2N}$ ,  
 $v' = \frac{NVfmrr}{(N+L)fmrr + LD^2N}$ ,  $u = \frac{LND^2V}{(N+L)fmrr + LD^2N}$ .

Si la distance de  $GS$  ou  $D = 0$ ; c'est-à-dire, si le choc passe par le centre de gravité  $G$ , alors la vitesse de rotation  $u = 0$ , les vitesses  $v$  &  $v'$  sont égales entr'elles & à  $\frac{NV}{N+L}$ , ainsi que cela doit être (378). La vitesse  $v$  étant déterminée, si on la compose avec la vitesse  $CI$ , qui n'a souffert aucune altération, on aura la vitesse absolue de  $N$ , & sa direction après le choc.

Si le corps  $L$  étoit en mouvement avant le choc, alors on décomposeroit la vitesse de  $N$  avant le choc, en deux autres, dont l'une fût égale & parallèle à celle de  $L$ ; elle ne contribueroit en rien au choc; on emploiera donc la seconde, comme on a employé la vitesse suivant  $CQ$ , en considérant le corps  $L$  comme en repos.

Si l'on compare la valeur que nous venons de trouver pour  $u$ , avec celle que nous avons trouvée (601) pour la vitesse de rotation, en faisant attention à la différence de signification de  $r$ , dans chaque



cas, on pourra connoître la différence entre la vitesse de rotation que prend un corps libre, & celle qu'il prend quand il est assujetti à tourner autour d'un point ou axe déterminé.

608. De la valeur que nous venons de trouver pour la vitesse  $u$  de rotation, on peut tirer une méthode pour déterminer, par expérience, la valeur de  $smrr$ , & la position du centre de gravité, dans un corps de figure quelconque. Nous appliquerons au vaisseau ce que nous allons en dire.

Supposons qu'ayant attaché une corde vers la poupe, on fasse tirer le vaisseau perpendiculairement à sa longueur, par un poids  $N$  (Fig. 119) assez considérable, mais qui, cependant, soit petit eu égard au poids total du vaisseau : ce poids passera, par exemple, par-dessus une poulie  $P$ . La vitesse que le vaisseau prendra pendant l'expérience qui ne doit durer que peu de temps, comme une minute, ou une demi-minute, sera assez petite pour qu'on puisse se dispenser d'avoir égard à la résistance de l'eau qui (toutes choses d'ailleurs égales) étant proportionnelle (398) au carré de la vitesse, ne pourra être que très-petite.

L'action de la pesanteur communique à  $N$

S 4

dans l'instant  $dt$ , de la vitesse  $p dt$  (204),  $p$  étant celle qu'elle communique en une seconde de temps; & fait naître dans le vaisseau une vitesse de rotation infiniment petite que j'appelle  $du$ , pour le point  $A$  où la corde est attachée. Mettant donc  $p dt$  pour  $V$ , &  $du$  pour  $u$ , dans la valeur de  $u$  trouvée (607), supposant de plus,  $N$  très-petit ou nul à l'égard de la masse  $L$  du vaisseau, ce qui réduit  $u$  à  $u = \frac{ND^2V}{f m r r}$ , on aura  $du = \frac{pND^2 dt}{f m r r}$ .

Soit  $du'$  la vitesse avec laquelle tourne le point du vaisseau qui est éloigné du centre de gravité, de la distance de un pied; on aura  $du : du' :: AG : 1 :: D : 1$ , & par conséquent  $du = D du'$ . Substituant pour  $du$ , cette valeur, on a  $du' = \frac{pND dt}{f m r r}$ , & en intégrant,  $u' = \frac{pND t}{f m r r}$ .

Soit  $z$  l'arc décrit pendant le temps  $t$ , par ce même point situé à la distance de 1 pied; on aura  $d z = u' dt$  (210); & par conséquent  $d z = \frac{pND t dt}{f m r r}$ ; donc en intégrant on aura  $z = \frac{pND t^2}{2 f m r r}$ . Donc si la corde tirant toujours perpendiculairement à la longueur du vaisseau, est attachée en un autre point  $I$ , & qu'on nomme  $z'$  l'arc que décrit alors le même point que ci-devant, pendant le même

temps  $t$ , on aura  $\zeta' = \frac{pNDt^2}{2smrr}$ , en appel-  
 lant  $D'$  la distance  $IG$ ; d'où l'on conclura  
 $\zeta : \zeta' :: D : D' : AG : IG$ ; donc (*Arith.* 184)  
 $\zeta - \zeta' : \zeta :: AG - IG$  ou  $AI : AG$ .

Cela posé, si à la fin de chaque expé-  
 rience on mesure (ce qui est facile par plu-  
 sieurs moyens) les angles de rotation, c'est-à-  
 dire, les nombres de degrés des arcs  $\zeta$  &  $\zeta'$ ,  
 on pourra substituer ces nombres de degrés  
 au lieu des arcs  $\zeta$  &  $\zeta'$ , dans la proportion;  
 & comme la distance  $AI$  est connue, on aura  
 facilement  $AG$ , c'est-à-dire, la position du  
 centre de gravité.

La valeur de  $AG$  ou  $D$  étant déterminée,  
 on calculera (*Géom.* 153) la longueur de l'arc  $\zeta$   
 qui a pour rayon 1, & dont le nombre de  
 degrés est connu; alors comme  $N$  est connu,  
 & que  $p$  (203) vaut 30, 2 pieds; si l'on  
 a eu soin d'observer le nombre de secondes  
 qui se sont écoulées jusqu'au moment  
 où l'on a déterminé le nombre de degrés  
 de  $\zeta$ , on connoîtra tout, excepté  $smrr$ ,  
 dans l'équation  $\zeta = \frac{pNDt^2}{2smrr}$ ; or cette équation  
 donne  $smrr = \frac{pN.Dt^2}{2\zeta}$ , on aura donc la  
 valeur de  $smrr$ , qui seroit très-pénible à  
 avoir par un calcul détaillé des différentes par-  
 ties du vaisseau.

609. Lorsqu'un corps  $L$  de figure quelconque (*Fig. 120*) ayant reçu une impulsion suivant une direction  $RS$  qui ne passe pas par le centre de gravité, prend les deux mouvements dont nous avons parlé (606), il est facile de voir que, pendant un instant, on peut le considérer comme n'ayant qu'un seul mouvement, savoir, un mouvement de rotation autour d'un point ou axe fixe  $C$ , qui, selon la figure du corps, & selon la distance  $GS$  à laquelle passe la force impulsive, peut être dans le corps même, ou dehors. En effet, si tandis que la ligne  $GS$  se transporte parallèlement à elle-même de  $GS$  en  $G'S'$ , on imagine qu'elle tourne autour du point mobile  $G$ , comme les points du corps ont des vitesses de rotation d'autant plus grandes qu'ils sont plus éloignés de  $G$ , il est facile de voir qu'il y a sur  $SG$  un point  $C$  qui se trouvera avoir décrit de  $C'$  vers  $C$ , un arc égal à  $GG'$ , arc que pendant un instant, on peut regarder comme une ligne droite; & alors ce point  $C$  aura autant rétrogradé par son mouvement de rotation qu'il s'étoit avancé parallèlement à  $GG'$  par la vitesse commune à toutes les parties; ce point aura donc toujours resté en  $C$  que l'on pourra par cette raison considérer,

pendant un instant, comme un point fixe autour duquel le corps tourneroit. Si l'on veut connoître la position du point  $C$ , on remarquera que les arcs  $CC'$ ,  $S'I$  que les points  $C'$  &  $S'$  décrivent, dans un instant, peuvent être regardés comme des lignes droites perpendiculaires à  $GS$ , ou parallèles à  $GG'$ ; or les triangles semblables  $CC'G'$ ,  $G'S'I$  donnent  $G'S' : G'C' :: S'I : CC'$ , ou  $GS : GC :: S'I : GG'$ ; or nous avons trouvé la vitesse  $GG' = \frac{R}{L}$ , & la vitesse  $S'I = \frac{R \times D^2}{\int m r r}$ ; donc  $GS$  ou  $D : GC :: \frac{R \times D^2}{\int m r r} : \frac{R}{L}$ , d'où l'on tire  $GC = \frac{\int m r r}{D \times L}$ .

610. Le point  $C$  est ce qu'on appelle le *Centre spontané de rotation*, parce que c'est un centre que le corps prend comme de lui-même. Ce point est précisément le centre d'oscillation qu'auroit le corps  $L$ , s'il tournoit autour d'un point ou axe fixe placé en  $S$ ; car de  $CG = \frac{\int m r r}{D \times L}$ , on conclut  $CS = GS + \frac{\int m r r}{D \times L} = \frac{L \times GS \times D + \int m r r}{D \times L} = \frac{L \times \overline{GS}^2 + \int m r r}{GS \times L}$ ; or  $L \times \overline{GS}^2 + \int m r r$ , est (598) précisément ce que (599) on entendoit par  $\int m r r$ ; donc le point  $C$  est ici le même que le point  $R$  considéré (599).

On voit donc que le point autour duquel un corps peut être censé tourner pendant un instant, est indépendant de la valeur de la force ou des forces qu'on applique à ce corps; &, en général, on voit par la valeur de  $CG$ , que ce point est d'autant plus loin, que cette force, ou la résultante de toutes ces forces, agit plus près du centre de gravité.

611. Nous avons vu ( 599 ) que lorsqu'un corps tourne autour d'un point ou axe fixe, son centre de percussion est le même que son centre d'oscillation : ces deux centres se trouvent donc alors, par la même opération. Il n'en est pas de même quand le corps est libre. En effet, supposons qu'un corps dont la masse est  $L$ , tourne avec une vitesse qui, pour un point situé à une distance connue  $a$ , soit  $v$ ; & qu'en même-temps, le centre de gravité de ce corps soit mu avec la vitesse  $u$ . Il est clair d'abord que la force résultante de tous les mouvements qui animent les différentes parties de ce corps, aura pour valeur  $L \times u$ , ou  $Lu$ , c'est-à-dire, la même que si le corps ne tournoit pas ( 320 ). En second lieu, la distance à laquelle cette résultante doit passer à l'égard du centre de gravité, est évidemment celle à laquelle une force égale à  $Lu$ , seroit naître dans le

mobile, la même vitesse de rotation qu'il a actuellement ; or ( 594 ) cette vitesse  $v$  a pour expression  $\frac{Lu \times D \times a}{f m r r}$ , en appellant  $D$  la distance cherchée ; on a donc  $v = \frac{Lu D a}{f m r r}$ , & par conséquent  $D = \frac{v}{u} \cdot \frac{f m r r}{L a}$  ; d'où l'on voit que la distance du centre de percussion d'un corps libre dépend du rapport de la vitesse de rotation à la vitesse du centre de gravité ; qu'en particulier, elle est nulle quand la vitesse de rotation est nulle, ce qui doit être en effet.

On peut donc par-là, déterminer en quel point on peut arrêter un corps libre qui se meut en tournant sur lui-même ; & ce point est en même temps le centre de percussion de ce corps, ou l'endroit où il choqueroit le plus fortement.

612. C'est ici le lieu de parler des mouvements de rotation que le navire reçoit par l'action des forces qui lui sont appliquées extérieurement : parlons d'abord du gouvernail.

L'action que le choc de l'eau exerce sur chacune des parties du gouvernail pendant un même instant, peut être censée la même, & par conséquent son effort total passera par le centre de gravité  $L$  (Fig. 121) de ce

gouvernail représenté par  $BD$ . Si l'on représente par  $ab$  la surface de la partie du gouvernail exposée au choc,  $a$  étant sa hauteur,  $b$  sa largeur  $BD$ ; que l'on représente par  $h$ , la hauteur due à la vitesse actuelle du vaisseau; par  $p$ , la vitesse que la pesanteur donne, en un seconde de temps, à un corps libre; par  $e$ , la densité de l'eau; alors on aura  $2npheabdtsin^2CEB$  pour le choc ou la quantité infiniment petite de mouvement que ce choc communique pendant un instant  $dt$ , suivant la perpendiculaire  $IE$  (405) Or comme ce choc se fait suivant une direction qui ne passe point par le centre de gravité  $G$  du vaisseau, il occasionnera un mouvement de rotation autour de  $G$ . Il peut même à la rigueur, ainsi qu'on le verra par la suite, en produire de plus d'une sorte; mais nous ne nous attacherons qu'à considérer celui qui se fait horizontalement, c'est-à-dire, autour d'un axe vertical passant par  $G$ . A ce choc, qui ne produiroit qu'une vitesse de rotation infiniment petite, il en succède une infinité d'autres pendant la durée de l'évolution, enforte qu'au bout d'un intervalle de temps fini, le vaisseau tourne avec une vitesse finie.

Nommons  $d\upsilon$  la petite vitesse de rotation que le choc instantané de l'eau fait naître,



à chaque instant, dans le point  $S$  où tombe la perpendiculaire  $GS$  sur  $IE$ ; (594) nous aurons  $dv = \frac{2nphabedt \sin^2 CEB \times GS^2}{smrr}$ . Mais

comme notre dessein est de comparer les vitesses de rotation dans différents vaisseaux, il faut rapporter ces vitesses à une même distance connue. Nommons donc  $dv'$  la petite vitesse avec laquelle tourne, pendant le même instant  $dt$ , un point situé à une distance fixe & connue, comme de 1 pied; nous aurons  $dv : dv' :: GS : 1$ ; & par conséquent  $dv = dv' \times GS$ ; substituant cette valeur au lieu de  $dv$  nous aurons . . . . .

$dv' = \frac{2nphabedt \sin^2 CEB \times GS}{smrr}$  qui nous fournit les conclusions suivantes.

613. Comme les quantités  $smrr$ ,  $2nphabedt$ , restent constamment les mêmes, pour un même navire cinglant avec la même vitesse; l'accroissement  $dv'$  de la vitesse de rotation ne dépend donc que de la distance  $GS$ , & du quarré du sinus de l'angle  $CEB$ . Or si l'on ne veut considérer que les évolutions très-petites, on peut regarder l'angle  $CEB$ , & la distance  $GS$  comme ne variant pas sensiblement pendant la durée de ces évolutions. Intégrant donc la valeur de  $dv'$ , dans cette supposition, on aura

$v' = \frac{2 n p h a b e t \sin^2 C E B \times G S}{f m r r}$  qui fait voir que dans les petites évolutions, la vitesse de rotation augmente dans le rapport du temps.

§ 14. Soit  $z$  l'arc décrit par le point situé à la distance 1, pendant le temps  $t$  de l'évolution; (210) on aura  $dz = v' dt$ , & par conséquent  $dz = \frac{2 n p h a b e t dt \sin^2 C E B \times G S}{f m r r}$ ; donc en intégrant, on aura . . . . .  
 $z = \frac{n p h a b e t^2 \sin^2 C E B \times G S}{f m r r}$ , qui renferme d'une manière générale, le rapport entre les temps des petites évolutions, & l'étendue de ces évolutions.

Donc, pour un autre vaisseau cinglant avec la même vitesse, & dont l'incidence de l'eau sur le gouvernail seroit la même, on auroit  $z' = \frac{n p h a' b' e' t'^2 \sin^2 C E B \times G' S'}{f m' r' r'}$ , en mar-

quant par des lettres accentuées, les quantités analogues à  $a$ ,  $b$ , &c. qui sont différentes d'un vaisseau à l'autre. Par conséquent  $z : z' :: \frac{a b t^2 \times G S}{f m r r} : \frac{a' b' t'^2 \times G' S'}{f m' r' r'}$ . Donc si l'on veut comparer les durées des évolutions semblables, comme on a, alors,  $z = z'$ , on aura  $\frac{a b t^2 \times G S}{f m r r} = \frac{a' b' t'^2 \times G' S'}{f m' r' r'}$ , & par conséquent  $t^2 : t'^2 :: \frac{f m r r}{a b \times G S} : \frac{f m' r' r'}{a' b' \times G' S'}$ .

Concluons

Concluons donc que *les quarrés des temps des petites évolutions semblables de deux vaisseaux quelconques, sont entr'eux comme les exposants des moments d'inertie, divisés par la surface de la partie plongée du gouvernail multipliée par la distance au centie de gravité du vaisseau, à la perpendiculaire suivant laquelle s'exerce le choc de l'eau sur le gouvernail.*

615. Lorsqu'un vaisseau cingle uniformément, l'action du vent sur les voiles n'a plus d'effet pour augmenter le mouvement du vaisseau : elle n'est plus employée qu'à faire équilibre à la résistance de l'eau; en sorte que si l'on suppose que les lignes égales  $AB, EG, IL$  (Fig. 122) représentent la vitesse du vent, & qu'ayant mené les lignes  $AD, EH, IM$  parallèles & égales à la vitesse du vaisseau, on forme les parallélogrammes  $DACB, FEHG, MIKL$ ; les côtés  $AC, EF, IK$ , marqueront les vitesses avec lesquelles le vent atteint chaque voile; & les efforts qui en résulteront perpendiculairement à chacune, doivent se réduire à un seul qui soit égal & directement opposé à la résistance de l'eau sur la partie plongée de la carene. Concevons que  $TZV$  soit la direction de cette résistance; on peut donc alors, si l'on veut, regarder le vaisseau comme un levier sollicité par trois forces

T'

dont les directions sont perpendiculaires aux voiles, qui se font équilibre sur un appui placé à tel point  $Z$  que l'on voudra de la direction  $TV$ , tandis que cet appui & tout le système, sont transportés parallèlement à  $AD$ .

Mais si dans quelque vue que ce soit, on vient à *carguer* quelques-unes des voiles, alors c'est supprimer quelques-unes des forces, qui se faisoient équilibre. Supposons qu'ici on en supprime deux : la force qui s'exerce sur la voile  $RS$ , & la force  $TZV$ , dont je suppose que les directions ne passent pas par le centre de gravité, imprimeront à ce centre, un mouvement égal & parallèle à leur résultante, lequel combiné avec le mouvement actuel du vaisseau, lui fera changer de route; de plus, ces mêmes forces imprimeront à toutes les parties du vaisseau, un mouvement autour du centre de gravité, qui changeant la position de la voile à l'égard du vent, fera changer la valeur & la direction de la force perpendiculaire à la voile  $RS$ , & de la force suivant  $TV$ ; en sorte que le centre de gravité changera de route à chaque instant, c'est-à-dire, décrira une ligne courbe, & tous les points du vaisseau tourneront avec des vitesses qui seront accélérées d'une manière différente

à chaque instant. Quoi qu'il en soit, l'action totale qui s'exerce alors sur le vaisseau, est absolument de même nature que celle que nous venons de considérer à l'occasion du gouvernail, en sorte que ce que nous avons dit des petites évolutions produites par l'action du gouvernail, s'applique ici mot à mot, pourvu qu'à l'action de l'eau sur le gouvernail, on substitue la résultante de la force suivant  $IK$  & de la force suivant  $TZV$ , & qu'à la distance  $GS$ , on substitue la distance de cette résultante à l'axe vertical qui passe par le centre de gravité. En sorte que si le vaisseau étoit en repos, & qu'il fût question de le faire tourner par l'action du vent, il n'y auroit d'autre différence que de changer le mot de gouvernail, en celui de voile, & celui d'eau, en celui de vent.

Dans les petites évolutions produites par la voile ou par le gouvernail, on ne considère point la résistance que l'eau oppose au mouvement de rotation du vaisseau; parce que cette vitesse est petite à l'égard de la vitesse du sillage, & que la résistance qui, toutes choses d'ailleurs égales, est proportionnelle au carré de la vitesse, ne peut être qu'insensible.

616. Il suit de ce que nous avons dé-

T 2

montré ( 614 ) que l'incidence étant la même, & la position de la surface qui reçoit le choc, aussi la même, dans les vaisseaux semblables les durées des petites évolutions, sont entr'elles comme les longueurs des vaisseaux; en effet les quantités  $\int m r r$ ,  $\int m' r' r'$  sont entr'elles comme les cinquièmes puissances des longueurs, puisque les solidités des parties semblables  $m$ ,  $m'$ , sont comme les cubes des longueurs, & que les distances  $r$  &  $r'$  sont comme ces mêmes longueurs: de plus, les surfaces  $ab$ ,  $a'b'$ , sont comme les carrés des longueurs: enfin l'égalité d'incidence & la similitude des deux corps, rendent  $GS$  &  $G'S'$ , dans le rapport des mêmes longueurs; donc en nommant  $l$  &  $l'$  ces longueurs, on aura  $t^2$ :  $t'^2$  ::  $\frac{l^5}{l'^5}$ :  $\frac{l'^5}{l'^5}$  ::  $l^2$ :  $l'^2$ . Et par conséquent  $t$ :  $t'$  ::  $l$ :  $l'$ ; proportion qui a lieu pour la voile comme pour le gouvernail.

617. La valeur  $dV' = \frac{2nphabed \sin^2 CEB \times GS}{\int m r r}$ , fait voir que, toutes choses d'ailleurs égales, la petite vitesse  $dV'$  communiquée par le choc, à chaque instant, varie selon que l'angle d'incidence  $CEB$  varie, ainsi que la distance  $GS$  qui dépend de cet angle. Mais ce qu'il est à propos d'observer, c'est que le produit  $\sin^2 CEB \times GS$  auquel cette

petite vitesse  $d v'$  est proportionnelle, a un terme où il est le plus grand qu'il est possible. En effet, si l'on conçoit qu'on mette d'abord le gouvernail ou la voile dans une position telle que le fluide vienne parallèlement à sa surface, l'angle  $CEB$  étant zéro, le produit  $\sin^2 CEB \times GS$ , & par conséquent la vitesse  $d v'$ , devient zéro. Donnant ensuite une autre position, ce produit augmente, mais jusqu'à un certain terme seulement, après lequel il diminue; car si la position qu'on donnera au gouvernail ou à la voile, se trouvoit telle que la perpendiculaire  $IE$  passât par le centre  $G$ , alors  $GS$  & par conséquent le produit seroit zéro. On voit donc qu'entre toutes les positions qu'on peut donner au gouvernail ou à la voile, il y en a une qui est plus propre que toutes les autres à faciliter & à accélérer l'évolution. Pour la trouver, il ne s'agit donc que de chercher quelle est la position du gouvernail ou de la voile, qui rend le produit  $\sin^2 CEB \times GS$ , le plus grand qu'il est possible; c'est-à-dire (48) d'égaliser à zéro, la différentielle de ce produit.

Nommons donc  $x$ , l'angle  $DBL$ ;  $g$ , l'angle  $CLB$  que la direction de l'eau ou du vent fait avec la quille;  $l$ , la distance  $GB$  qui, quant il s'agit de la voile, est la distance

de  $G$  au mât. Menant  $BO$  parallèle à  $SE$ , nous aurons  $GO = l \cos x$ ; & par conséquent  $GS = \frac{1}{2} b + l \cos x$ . L'angle  $CEB$  (*Géom.* 75) est égale à  $EBL + GLB = x + g$ . Nous aurons donc  $\sin^2 CEB \times GS = \sin(x + g) (\frac{1}{2} b + l \cos x)$ . Différencions donc (22 & *suiv.*) cette quantité, en regardant  $x$  seule comme variable, & égalons la différentielle à zéro. Nous aurons . . .

$$2 dx \sin(x + g) \cos(x + g) (\frac{1}{2} b + l \cos x) - l dx \sin x \sin^2(x + g) = 0, \text{ ou } . . . . .$$

$$2 \cos(x + g) (\frac{1}{2} b + l \cos x) - l \sin x \sin(x + g) = 0, \text{ en divisant par } dx \sin(x + g).$$

Pour ne point compliquer inutilement le calcul, nous regarderons  $b$  comme nul à l'égard de  $l$ ; parce qu'en effet, la largeur du gouvernail est très-petite en comparaison de  $l$ ; & que pour la voile, la direction de l'effort perpendiculaire au vent, passe par le mât, ou très-près du mât, ce qui rend  $\frac{1}{2} b = 0$ . Nous aurons donc en divisant par  $l$ ,

$$2 \cos x (x + g) - \sin x \sin(x + g) = 0, \text{ ou}$$

(*Alg.* 418)  $\cos(2x + g) + \cos g - \frac{1}{2} \cos g + \frac{1}{2} \cos(2x + g) = 0$ ; d'où l'on tire  $\cos(2x + g) = \frac{\frac{1}{2} \cos g}{\frac{3}{2}} = \frac{1}{3} \cos g$ . Ainsi l'angle  $g$  de la dérive, s'il s'agit du gouvernail, ou l'angle  $g$  que la direction du vent fait avec la quille, s'il s'agit de la voile, étant donné, il sera facile d'avoir la valeur de  $\cos(2x + g)$ ,



par les tables, & par conséquent, aussi celle de  $2x+g$ , & enfin de  $x$ . Sur quoi il faut observer, 1° que la valeur négative  $-\frac{1}{3}\cos g$ , annonce (*Alg.* 69, & *Géom.* 275) que l'on doit prendre pour  $2x+g$ , le supplément de ce qu'on auroit s'il y avoit  $+\frac{1}{3}\cos g$ . 2°. Que comme le cosinus d'un angle appartient, non-seulement à cet angle, mais encore à son supplément à la circonférence entière, on a une seconde valeur pour  $2x+g$ , en prenant le supplément de la première, à  $360^\circ$ ; ensorte que si la première valeur étoit de  $100^\circ$ , par exemple, la seconde seroit de  $260^\circ$ . C'est ce qu'on peut voir encore aisément, par la construction de l'équation  $\cos(2x+g) = -\frac{1}{3}\cos g$ , qui se fera de la manière suivante.

On fera (*Fig.* 123) l'angle  $DAE$  égal à l'angle  $g$ ; & ayant pris  $AD$  d'une grandeur arbitraire, que, pour plus de simplicité, je suppose  $= 1$ , on mènera  $DE$  perpendiculaire sur  $AE$ , ce qui donnera  $AE = \cos g$ . Au point  $A$  on élèvera sur  $AD$  la perpendiculaire  $AC = AD$ , & ayant décrit, du point  $C$  comme centre, & du rayon  $CA$ , la circonférence  $AGBS$ , on prendra sur le diamètre  $OS$  parallèle à  $DE$ ,  $CI = \frac{1}{3}AE = \frac{1}{3}\cos g$ ; la perpendiculaire  $BIG$ , sur  $OS$ , déterminera sur la circonférence, deux points

T 4

$B$  &  $G$  par lesquels & par le point  $A$  tirant  $BA$  &  $GA$ , on aura les angles  $BAD, GAD$ , pour les deux valeurs de  $x$ . En effet, l'arc  $ASG$  plus grand que  $90^\circ$ , a pour cosinus  $-CI$  ou  $-\frac{1}{3} \cos g$ ; donc  $\cos SAG = \cos(2x + g)$ . Or  $SAG = SA + AG = \frac{g}{2} + AG$ , parce que l'angle  $ACS$  est égal à  $DAE$ , à cause de  $AC, CS$  perpendiculaires sur  $AD, AE$ ; donc  $\cos(AG + \frac{g}{2}) = \cos(2x + g)$ ; donc  $AG = 2x$  &  $x = \frac{1}{2} AG$ ; mais la mesure de l'angle  $GAD$  est  $\frac{1}{2} AG$ ; donc  $x = GAD$ . Pareillement, l'arc  $SBOG$  supplément de  $SAG$ , à la circonférence entière, ou son égal  $SAGOB$ , a pour cosinus  $-CI$ , ou  $-\frac{1}{3} \cos g$ ; on a donc  $\cos SAGOB$ , ou  $\cos(SA + AGOB)$  ou  $\cos(AGOB + g) = \cos(2x + g)$ ; donc  $2x = AGOB$ ; & par conséquent  $x = \frac{1}{2} AGOB$  mesure de l'angle  $BAD$ .

De ces deux valeurs de  $x$ , il n'y a jamais que la plus petite qui puisse convenir au gouvernail, qui ne peut faire, avec la quille, qu'un angle beaucoup au-dessous de  $90^\circ$ , & qui le plus souvent va à peine à  $30^\circ$ . Cette valeur de  $30^\circ$  est beaucoup au-dessous de celle de l'angle que le gouvernail devrait former avec la quille, dans le cas où l'eau le choqueroit suivant des directions parallèles à la quille. En effet, dans ce cas, où

$g = 0$ , l'équation  $\cos(2x + g) = -\frac{1}{3} \cos g$ , se réduit à  $\cos 2x = -\frac{1}{3} = -0,33333$ . Or dans les tables la quantité  $0,33333$  (ou plutôt  $33333$ , car le rayon des tables n'est pas 1, comme on l'a supposé ici, mais bien 100000) est le sinus de  $19^\circ 28'$ ;  $2x$  seroit donc le complément de  $19^\circ 28'$ , c'est-à-dire, seroit  $70^\circ 32'$  si l'on n'avoit pas le signe  $-$ ; mais selon ce que nous avons dit, ci-dessus, il faut prendre le supplément de  $70^\circ 32'$ , c'est-à-dire, qu'on a  $2x = 109^\circ 28'$ , & par conséquent  $x = 54^\circ 44'$ . Ce seroit en effet, l'angle que le gouvernail devoit faire avec le prolongement de la quille, si l'eau choquoit le gouvernail suivant des directions paralleles à la quille. Mais comme l'eau fuit assez le contour de la carene, les différents point du gouvernail sont frappés sous des angles différents chacun, de celui sous lequel ils le seroient dans la première supposition.

Si l'on imagine que toutes ces différentes incidences, soient réduites à une incidence moyenne, commune à tous les filets d'eau, & si l'on représente par  $g$  cette angle d'incidence, il est facile de voir que l'angle  $x$  doit être plus petit que  $54^\circ 44'$ . Par exemple, si cet angle  $g$  est de  $15^\circ$  qui est un milieu entre  $0^\circ$  angle des filets qui coulent à la

profondeur de la quille, &  $30^\circ$  angle que forment, avec la quille, les filets qui suivent le contour de la carene à fleur d'eau, on aura  $\cos(2x + 15^\circ) = -\frac{1}{3} \cos 15^\circ$ ; c'est-à-dire, en faisant usage des tables,  $\cos(2x + 15^\circ) = -0,32198$ ; d'où l'on conclura, par les mêmes tables,  $x = 46^\circ 52'$ , angle plus approchant de celui que le gouvernail peut former, dans l'état présent des choses, & qui ne diffère que de  $12'$  de celui que M. Bouguer a trouvé en entrant dans le détail rigoureux des différentes impulsions faites sur les différentes parties du gouvernail. A l'égard des voiles, les deux valeurs de  $x$  peuvent toujours avoir lieu, sauf les difficultés locales qui ne permettent pas toujours de faire former aux voiles un angle aussi grand qu'il le faudroit pour leur faire produire le plus grand effet. De ces deux valeurs (qui sont égales & de  $54^\circ 44'$  chacune, lorsque le vent vient parallèlement à la quille) l'une indique la position  $PQ$  (*Fig. 124*); l'autre indique une position telle que  $P'Q'$ .

618. Passons à d'autres applications des principes donnés ci-dessus.

Supposons que le corps  $P$  (*Fig. 125*) de figure quelconque, soit frappé suivant la direction  $RD$  qui ne passe point par le centre

de gravité : par ce qui précède, on déterminera donc facilement quel mouvement il prendra, du moins en supposant, comme nous le faisons toujours, qu'il ne puisse tourner qu'autour d'un seul axe. Mais on peut encore déterminer, par les mêmes principes, quel changement apporteroit au mouvement de rotation, l'addition ou la soustraction d'un nouveau poids  $p$ , fait en quelque endroit que ce soit.

Concevons une droite  $AB$  qui passe par le centre de gravité  $G$  du corps  $P$  & qui soit fixe à l'égard de ce corps ; menons  $pG$ . L'addition du poids  $p$  fera que le centre de gravité ne sera plus en  $G$ , mais en quelque autre point  $G'$  de la ligne  $pG$ .

La puissance  $R$  qui, sans l'addition du poids  $p$ , auroit fait tourner le corps autour de  $G$ , le fera tourner autour de  $G'$  : & si le point  $G'$  est plus éloigné de la direction  $RD$  de la puissance  $R$ , que ne l'est le point  $G$ , l'action de cette puissance pour faire tourner autour de  $G'$  sera plus considérable que celle qu'elle auroit pour faire tourner autour de  $G$ . Mais comme la résistance provenant de l'inertie du corps est augmentée par l'addition du poids  $p$ , & dépend de la distance  $Gp$ , on voit que l'avantage que la puissance peut recevoir par l'addition du

poids  $p$ , doit avoir des bornes ; en sorte qu'il doit y avoir sur chaque ligne  $Gp$ , un point où il est plus avantageux de placer le poids  $p$ , que par-tout ailleurs. Déterminons donc ce point.

Nommons  $v$  la vitesse que doit prendre un point situé à la distance  $1$ , à l'égard de  $G'$ ; & nommons  $r'$  la distance d'une particule quelconque de  $P$ , au même point  $G$ ; menons les perpendiculaires  $GS, GS'$ . Selon ce qui a été dit (594), on aura . . . . .

$$v = \frac{R \times G'S'}{\int m r' r' + p \times \overline{pG}^2}^* . \text{ Mais nous avons vu}$$

(598) que  $\int m r' r' = \int m r r + P \times \overline{GG'}^2$ ,  $r$  étant la distance d'une particule quelconque au centre de gravité  $G$  du corps  $P$ ; on a donc

$$v = \frac{R \times G'S'}{\int m r r + P \times \overline{GG'}^2 + p \times \overline{pG}^2} . \text{ Déterminons donc } \overline{GG'}, p \overline{G'} \text{ \& } \overline{G'S'} .$$

Prolongeons  $pG$  jusqu'à ce qu'elle rencontre  $RD$  en  $I$ , & nommons  $h$ , l'angle  $pIR$ ; nommons  $pG$ ,  $z$ . Par la nature du centre de gravité (270) nous aurons  $P \times \overline{GG'} = p \times p \overline{G'}$ , & par conséquent  $\overline{GG'} = \frac{p}{P} \times p \overline{G'}$ ; donc  $pG = p \overline{G'} + \overline{GG'} = p \overline{G'} + \frac{p}{P} p \overline{G'} =$

\* Nous mettons simplement les carrés de leurs distances  $p \times \overline{pG}^2$ : à la rigueur, il faut à  $G'$ ; mais nous supposons que le poids  $p$  est petit à l'égard des particules de  $p$ , par de  $P$ .

$$\begin{aligned} & \frac{P+p}{p} \times p G' ; \text{ d'où l'on tire } p G' = \frac{P}{P+p} p G \\ & = \frac{P}{P+p} \zeta ; \text{ \& par conséquent } G' G = \\ & \frac{P}{P+p} \zeta . \text{ Donc } P \times \overline{GG'}^2 + p \times \overline{pG'}^2 = \frac{P p^2}{(P+p)^2} \zeta \zeta \\ & + \frac{p P^2}{(P+p)^2} \zeta \zeta = \frac{P p (P+p)}{(P+p)^2} \zeta \zeta = \frac{P p}{P+p} \zeta \zeta = \\ & P n \zeta \zeta , \text{ en faisant } \frac{P}{P+p} = n . \end{aligned}$$

A l'égard de  $G'S'$ ; nommons,  $c$ , la perpendiculaire  $GS$ , & menons  $GK$  parallèle à  $RD$ . Le triangle rectangle  $G'GK$ , dans lequel l'angle  $G'GK = h$ , nous donnera  $G'K = G G' \sin h = n \zeta \sin h$  en supposant le rayon  $= 1$ . Donc  $G'S' = GS + G'K = c + n \zeta \sin h$ .

Substituons ces valeurs dans celle de  $v$ , & nous aurons  $v = \frac{R \times (c + n \zeta \sin h)}{\int m r r + P n \zeta^2}$ , ou

$$v = \frac{R}{P} \cdot \frac{c + n \zeta \sin h}{\frac{\int m r r}{P} + n \zeta^2} ; \text{ mais si l'on appelle } e$$

la distance de  $G$  au centre spontané  $C$  de rotation (609), on aura  $ce = \frac{\int m r r}{P}$ ; donc

$$\text{enfin } v = \frac{R}{P} \cdot \frac{c + n \zeta \sin h}{ce + n \zeta^2} .$$

On voit donc que la position du poids  $p$ , peut faire varier la vitesse de rotation par deux causes; la première, par le changement de l'angle  $h$ , ou de l'inclinaison de  $pG$  à  $RD$ ;

la seconde, par le changement de la distance  $pG$  ou  $z$ .

Voyons d'abord, entre tous les points d'une même ligne  $pG$ , quel est celui où le poids  $p$  étant placé, rendra la vitesse de rotation la plus grande qu'il est possible. Il ne s'agit, pour cela, (48) que de différencier la valeur de  $v$ , en supposant  $z$  variable, & d'égaliser cette différentielle à zéro. On aura donc

$$\frac{R}{p} \frac{[ndz \sinh(ce+nz^2) - (c+nz \sinh) \cdot nz dz]}{(ce+nz^2)^2}$$

= 0, ou après les opérations & les réductions ordinaires,  $ce \sinh - nz^2 \sinh - 2cz = 0$ , équation du second degré, qui étant résolue (*Alg.* 100) donnera  $z = -\frac{c}{n \sinh} \pm$

$$\sqrt{\frac{ce}{n^2 \sinh^2} + \frac{ce}{n}}, \text{ ou } z = \frac{1}{n} \left( \frac{-c}{\sinh} \pm \sqrt{\frac{ce}{\sinh^2} + nce} \right).$$

Ces deux valeurs que l'on trouve, en même-temps, pour  $z$ , font voir qu'il y a sur chaque ligne  $pG$  prolongée suffisamment, deux points où l'on doit placer le poids  $p$ , pour qu'il favorise plus le mouvement de rotation, ou qu'il lui nuise moins qu'il ne le feroit sur tout autre point de la même ligne.

Mais ces deux points répondent à deux cas différents dont la question présente est susceptible, envisagée généralement. En effet, le poids additionnel  $p$ , peut être tellement placé que le centre commun de gra-



tivité  $G'$  (*Fig. 125*) se trouve, ainsi que nous l'avons supposé, de même côté que  $G$  par rapport à la direction de la force  $R$ , & alors

la valeur de  $z$  est  $\frac{1}{n} \left( -\frac{c}{\sin h} + \sqrt{\frac{cc}{\sin^2 h} + ncc} \right)$ .

Mais le poids  $p$  peut encore être placé (*Fig. 126*) de manière que les deux centres de gravité  $G$  &  $G'$  se trouvent de différents côtés de la direction  $RD$ ; alors la valeur de  $z$  est . . . . .

$$\frac{1}{n} \left( -\frac{c}{\sin h} - \sqrt{\frac{cc}{\sin^2 h} + ncc} \right).$$

La première position, déterminée par la première valeur de  $z$ , donnera toujours un mouvement de rotation plus prompt que si le poids  $p$  n'eût pas été ajouté : & la seconde au contraire le donnera plus petit. En effet, si l'on substitue pour  $z$ , ces deux valeurs, dans l'expression générale . . . . .

$v = \frac{R}{p} \cdot \frac{c + n z \sin h}{cc + n z^2}$  de la vitesse de rotation, que l'on réduise, & que l'on divise ensuite,

haut & bas, par  $\sqrt{\frac{cc}{\sin^2 h} + ncc}$ , on aura

$$v = \frac{R}{p} \times \frac{\pm n \sin h}{\sqrt{\frac{cc}{\sin^2 h} + ncc} \mp \frac{zc}{\sin h}}$$

; or en prenant le signe supérieur, la valeur de  $v$  est plus grande que  $\frac{R}{p} \cdot \frac{1}{c}$  qui exprime la vitesse

de rotation, lorsqu'on suppose  $p$  & par conséquent  $n = 0$  dans la valeur générale de  $v$ . En effet, si l'on supposoit . . . . .

$\frac{n \sin h}{2 \sqrt{\frac{cc}{\sin^2 h} + ncc - \frac{2c}{\sin h}}}$  plus petit que  $\frac{1}{e}$ , il

faudroit (en multipliant tout par le premier dénominateur) que  $n \sin h$  fût plus petit que

$\frac{2}{e} \sqrt{\frac{cc}{\sin^2 h} + ncc - \frac{2c}{e \sin h}}$ , ou que  $n \sin h +$

$\frac{2c}{e \sin h}$  fût plus petit que  $\frac{2}{e} \sqrt{\frac{cc}{\sin^2 h} + ncc}$ , ou

en quarrant & supprimant les termes communs de part & d'autre, il faudroit que  $n^2 \sin^2 h$  fût plus petit que zéro; ce qui n'est pas possible. Il n'en est pas de même en employant la seconde valeur de  $\zeta$ , qui d'ailleurs donne un mouvement de rotation en sens contraire.

Puisque le dénominateur de la valeur réduite de  $v$ , n'est autre chose que  $2n\zeta$ , on a donc pour la plus grande valeur de  $v$ ,

$v = \frac{R}{P} \times \frac{n \sin h}{2n\zeta}$ ; & puisque cette valeur est plus grande que  $\frac{R}{P} \cdot \frac{1}{e}$ , il s'ensuit donc que  $\frac{n \sin h}{2n\zeta}$  est plus grande que  $\frac{1}{e}$ , & que par

conséquent  $\zeta$  est plus petit que  $\frac{e}{2} \sin h$ . Donc en général, quelle que soit la position de la ligne

ligne  $pG$  (Fig. 125) sur laquelle on veut placer le poids  $p$ ; pour qu'il ne nuise point à la vitesse de rotation, il faut qu'il soit placé à une distance de  $G$  moindre que la moitié de la distance du centre spontané de rotation, multipliée par le sinus de l'inclinaison de  $pG$  à l'égard de la direction de la puissance  $R$ : & le point où il favorisera le plus la vitesse de rotation, est déterminé par la valeur . .

$$z = \frac{1}{2} \left( -\frac{c}{\sin h} + \sqrt{\frac{cc}{\sin^2 h} + nce} \right).$$

A l'égard de la seconde valeur de  $z$ , quoiqu'elle donne une vitesse de rotation plus petite que si le poids  $p$  n'étoit pas ajouté, elle n'indique pas moins un *maximum*. Elle fait connoître, dans le cas de la figure 126, l'endroit où le poids  $p$  devrait être placé pour nuire le moins qu'il est possible à la vitesse de rotation.

Tout ce que nous venons de dire, est indépendant de la position de la ligne  $pG$ . Mais si l'on demande si entre toutes les lignes  $pG$ , il n'y en a pas une sur laquelle il est plus avantageux de placer le poids  $p$ , que sur toute autre, l'inspection de la valeur générale de  $v$ , savoir  $v = \frac{R}{P} \cdot \frac{c + nz \sin h}{ce + nz^2}$ , fait voir qu'en effet il y en a une. Car cette quantité ( $z$  restant le même) croît à mesure

§

V

que l'angle  $h$  augmente, mais seulement jusqu'à ce qu'il soit arrivé à  $90^\circ$ ; après quoi elle diminue (*Geom.* 273); donc la position la plus avantageuse, est sur la perpendiculaire menée par le centre de gravité  $G$  du corps  $P$  (*Fig.* 125) sur la direction de la force  $R$ . Alors la valeur de  $z$  (puisque  $\sin h = 1$ ) se réduit à  $z = \frac{1}{n} (-c + \sqrt{cc + nce})$ .

L'application de ceci au vaisseau, est évidente. Supposons que  $RD$  (*Fig.* 125) représente la direction suivant laquelle l'eau exerce son action sur le gouvernail (en imaginant le point  $D$  au-delà de  $B$  par rapport à  $G$ ), on voit que pour faciliter cette action, il faut que les parties de la charge soient rassemblées en plus grande quantité vers l'avant que vers l'arrière. On voit aussi comment l'addition d'un poids peut faciliter l'action du vent sur les voiles, comment & en quels endroits cette addition doit être faite.

Concevons que le vaisseau ait une figure telle que le représente la figure 127, c'est-à-dire parfaitement symétrique, en sorte que le centre de gravité soit précisément au milieu de la longueur; on voit donc qu'il seroit moins sensible à l'action du gouvernail & des voiles de l'arrière, que si la

charge étoit plus considérable de  $G$  vers  $A$  que de  $G$  vers  $B$ . C'est une des raisons pour lesquelles on porte le centre de gravité des vaisseaux, plus vers l'avant que vers l'arrière.

619. Si au lieu d'ajouter un poids  $p$ , on le retranchoit au contraire; pour savoir quel changement cela occasionneroit dans le mouvement de rotation, il n'y a autre chose à faire qu'à supposer  $p$ , & par conséquent  $n$ , négatif dans la valeur générale  $v = \frac{R}{P} \cdot \frac{c + n\zeta \sin nh}{ce + n\zeta^2}$ ; ce qui la changera en . . .  
 $v = \frac{R}{P} \cdot \frac{c - n\zeta \sin nh}{ce - n\zeta^2}$ , dans laquelle  $n = \frac{p}{P - p}$ , & qui suppose toujours que le poids  $p$  est pris au-delà de  $G$  par rapport à la direction  $RD$ . Mais si on le prend en-deçà, alors  $\zeta$  étant négatif, on a  $v = \frac{R}{P} \cdot \frac{c + n\zeta \sin nh}{ce - n\zeta^2}$ .

Par cette expression de  $v$ , on voit que tant que  $ce$  est plus grand que  $n\zeta^2$ , ou tant que  $\zeta$  est plus petit que  $\sqrt{\frac{ce}{n}}$ , la vitesse  $v$  est toujours plus grande que si l'on ne retranchoit pas le poids  $p$ ; enforte que lorsque  $ce - n\zeta^2 = 0$ , ou lorsque  $\zeta = \sqrt{\frac{ce}{n}}$ , cette vitesse devient infinie. Passé ce terme, la vitesse va en diminuant, & a lieu en sens

V 2

contraire, puisque  $ce - n\zeta^2$  devenant alors négatif, la valeur de  $\nu$  devient négative. On voit donc que la suppression d'un poids faite du même côté que la puissance, par rapport au centre de gravité, favorise le mouvement de rotation, pourvu qu'on ne le prenne pas à une distance plus grande que  $\sqrt{\frac{ce}{n}}$ . Or comme  $n$  est supposé une quantité fort petite,  $\sqrt{\frac{ce}{n}}$  est fort grande: en sorte que dans les vaisseaux, on doit toujours, lorsqu'on veut supprimer quelque partie de la charge, la prendre le plus loin du centre de gravité qu'il est possible.

Pour juger d'un seul coup d'œil, de tous les changements que l'addition ou la soustraction d'un poids peut apporter au mouvement de rotation, il faut se représenter l'équation qui exprime la valeur de  $\nu$ , comme étant celle d'une ligne courbe, dans laquelle  $\zeta$  marque les abscisses &  $\nu$  les ordonnées. Alors s'il s'agit d'un poids ajouté, l'équation  $\nu = \frac{R}{P} \cdot \frac{c + n\zeta \sin h}{ce + n\zeta^2}$ , fait voir que tant que  $\zeta$  est positive,  $\nu$  est positive, mais qu'après avoir augmenté jusqu'à un certain terme, elle diminue jusqu'à devenir zéro, lorsque  $\zeta$  est infini; en sorte que du côté des  $\zeta$  positives, la courbe a la figure que l'on voit de  $B$  vers  $D$  (Fig. 128). Mais du côté des  $\zeta$  négatives,  $\nu$  va d'abord en diminuant jusqu'à devenir zéro, lorsque  $c + n\zeta \sin h = 0$ , ou que  $\zeta = \frac{-c}{n \sin h}$ ; après quoi  $\nu$  devient négative, mais augmente de valeur, jusqu'à un certain terme, passé lequel elle diminue jusqu'à devenir zéro, lorsque  $\zeta$  est infinie & négative, en sorte que du côté des  $\zeta$  négatives la courbe a la figure  $B'CE'F'$ . On voit donc qu'il y a en effet, deux *maximum*, ainsi que nous l'avons dit (618); cependant M. Pougner, (*Manœuvre des Vaisseaux*, page 351) semble regarder la solution qui ré-

pond à une des deux valeurs de  $\zeta$  que nous avons trouvées (618) comme appartenant à un *minimum*.

Dans le cas où le point  $p$  est retranché, la valeur.....

$$v = \frac{R}{P} \left( \frac{c + n\zeta \sin h}{ce - n\zeta^2} \right),$$

qui convient au cas de  $\zeta$  négatif, fait voir que  $v$  croît tant que  $\zeta$  est négative jusqu'à ce

que  $ce - n\zeta^2 = 0$ , ou que  $\zeta = \sqrt{\frac{ce}{n}}$ , auquel cas  $v$

est infinie :  $\zeta$ , toujours négative, devenant plus grande,  $v$  devient négative, & diminue jusqu'à devenir zéro lorsque  $\zeta$  est infinie; ainsi, du côté des  $\zeta$  négatives la courbe aura toujours la figure que l'on voit sur la droite de  $AB$  (Fig. 129 & 130); c'est-à-dire, s'éleva à l'infini de  $B$  vers  $D$ ;  $AI$  étant

$\sqrt{\frac{ce}{n}}$ ; & au-delà de  $I$  elle s'étend à l'infini le long de  $AR$  & de  $IS$ .

Mais du côté des  $\zeta$  positives, la figure varie selon les deux

cas qui peuvent avoir lieu. Comme alors on a  $v = \frac{R}{P} \cdot$

$$\frac{c - n\zeta \sin h}{ce - n\zeta^2},$$

il peut se faire que  $ce - n\zeta^2$  devienne zéro, avant ou après que  $c - n\zeta \sin h$  sera devenu zéro. Dans le premier cas la courbe se continue par une branche  $BCF$  (Fig. 129) qui s'étend à l'infini au-dessus de  $IK$ , mais sans s'éloigner de  $A$

parallèlement à  $AK$ , plus loin que  $\sqrt{\frac{ce}{n}}$ . En outre, lorsqu'on donne à  $\zeta$  une valeur plus grande que  $AK$  ou  $\sqrt{\frac{ce}{n}}$ ,

la valeur de  $v$  devient négative jusqu'à ce que  $c - n\zeta \sin h$

devienne zéro, c'est-à-dire, jusqu'à ce que  $\zeta = \frac{c}{n}$ . Passé ce

terme,  $v$  devient positive, augmente jusqu'à un certain terme  $L$ ; puis diminue jusqu'à devenir zéro, lorsque  $\zeta$  sera

infinie. On voit donc que si l'on différencie la valeur de  $v$ ,

& qu'on en égale la différentielle à zéro; des deux valeurs que l'on trouvera pour  $\zeta$ , l'une indique un *minimum* qui répond au point  $C$ , & l'autre un *maximum* qui répond au point  $L$ .

Mais si  $c - n\zeta \sin h$  devient zéro avant  $ce - n\zeta^2$ : alors, par un examen semblable, on verra que du côté des  $\zeta$  positives, la courbe aura la figure marquée (Fig. 130) par les

branches infinies  $BCF$ ,  $EO$ , enforte qu'il n'y aura ni *minimum* ni *maximum* autre que zéro & l'infini.

620. Si au lieu d'ajouter, ou de retrancher un poids  $p$ , on ne fait que le déplacer, alors voici comment on déterminera les changements que ce déplacement occasionnera à la vitesse de rotation.

Supposons qu'on l'ôte en  $p$ , pour le placer en  $p'$  (Fig. 131). En ôtant le poids, en  $p$ , le centre de gravité  $G$  vient en  $g$  sur le prolongement de  $pG$ ; & l'on a  $P-p : p :: pG : gG$ . Ensuite, lorsqu'on place ce poids en  $p'$ , le centre de gravité vient en  $g'$  sur  $p'g$ , enforte qu'on a  $P-p : p :: p'g' : g'g$ ; donc si l'on mène  $pp'$  &  $Gg'$ , ces deux lignes seront parallèles, (Géom. 105), puisqu'il suit de là que  $pG : Gg : p'g' : g'g$ .

Cela posé, si de  $g'$  on abaisse la perpendiculaire  $g'S'$  sur la direction  $RD$  de la puissance  $R$ , on aura (594), en attribuant à  $v$  la même signification que ci-dessus. ....

$$v = \frac{R \times g'S'}{smrr + P \times Gg'^2 - p \times pg'^2 + p \times p'g'^2}. \text{ Déterminons donc } Gg', pg', p'g', \text{ \& } g'S'.$$

On vient donc de voir que  $P-p : p :: pG : Gg$ ; donc  $P : p :: pG : Gg$ ; or les triangles semblables  $pp'g$ ,  $Gg'g$ , donnent  $pg : Gg :: pp' : Gg'$ ; donc  $P : p :: pp' : Gg'$ ; donc  $Gg' = \frac{P}{p} \cdot pp'$ .

Des points  $p$  &  $p'$ , abaissons sur  $Gg'$ , les perpendiculaires  $ps$ ,  $p't$ . Nous aurons (Alg. 259)  $pg'^2 = pG^2 + Gg'^2 + 2Gg' \times Gf$  &  $p'g'^2 = p'G^2 + Gg'^2 + 2Gg' \times Gt$ . Donc  $pg'^2 - p'g'^2 = pG^2 - p'G^2 + 2Gg' \times pp'$ , parce que  $Gf - Gt = ft = pp'$ . Ainsi la valeur de  $v$  devient. ....

$$v = \frac{R \times g'S'}{smrr + \frac{P^2}{p} \cdot pp'^2 + p(p'G^2 - pG^2) - 2p \times Gg' \times pp'}$$

ou, en mettant pour  $Gg'$  sa valeur, & réduisant. ....

$$v = \frac{R \times g'S'}{smrr + p(p'G^2 - pG^2) - \frac{Pp}{p} \cdot pp'^2}. \text{ Or comme}$$

nous supposons le poids  $p$  fort petit en comparaison de  $P$ , on peut omettre le terme  $\frac{Pp}{p} \times pp'^2$ , & l'on aura simplement



$$v = \frac{R \times g'S'}{\int m r r + p (p'G^2 - pG^2)}.$$

Reste donc à déterminer  $g'S'$ . Or si par le centre de gravité  $G$  du corps  $P$ , on mène  $Kn$  parallèle à la direction  $RD$  de la force  $R$  (Fig. 132), & que des points  $g, g', p'$ , on mène sur  $Kn$  les perpendiculaires  $gl, g'q, p'n$ ; on aura, par la nature du centre de gravité,  $(P - p) gl = p \times p'n = P \times g'q$ . Or si l'on nomme  $h$ , l'angle  $pGK = gGq; h'$ , l'angle  $p'GK$ ; on aura  $gl = G g \sin h$ , c'est-à-dire,  $= \frac{P}{P-p} \times p G \sin h$ , puisqu'on a trouvé ci-dessus  $P - p : p :: pG : Gg$ . Pareillement on aura  $p'n = p' G \sin h'$ ; donc on aura.....

$$g'q = \frac{p \times p G \sin h - p \times p' G \sin h'}{P}; \text{ donc en nommant la}$$

ligne  $GS, c$ , on aura  $g'S' = c - \frac{P}{P} (p G \sin h - p' G \sin h')$ .

Donc enfin, nommant  $pG, \zeta; p'G, \zeta'$ ; substituant pour  $\frac{\int m r r}{P}$  sa valeur  $ce$ , & faisant  $\frac{P}{P} = n$ , on aura.....

$$v = \frac{R}{P} \cdot \frac{(c - n\zeta \sin h + n\zeta' \sin h')}{ce + n\zeta'^2 - n\zeta^2}.$$

A l'inspection de cette valeur de  $v$ , on voit que pour que  $v$  ait la plus grande valeur possible, il faut ( $\zeta$  &  $\zeta'$  restants, chacun, le même), que  $\sin h = -1$ , &  $\sin h' = 1$ ; c'est-à-dire, que le poids  $p$  doit être ôté sur la perpendiculaire menée de  $G$  sur la direction de la force  $R$ , en de-çà de  $G$ , par rapport à  $R$ , &

porté au-delà. Alors la valeur de  $v$  devient  $v = \frac{R}{P} \cdot \frac{(c + n\zeta + n\zeta')}{ce + n\zeta'^2 - n\zeta^2}$ . Et si l'on veut avoir le rapport des dis-

tances  $\zeta$  &  $\zeta'$  pour que  $v$  soit la plus grande qu'il est possible, il n'y a qu'à différencier cette valeur de  $v$  en faisant  $\zeta$  &  $\zeta'$  variables, & égal, séparément, à zéro, ce qui multipliera  $d\zeta$ , & ce qui multipliera  $d\zeta'$ . On parviendra à une équation du quatrième degré pour avoir  $\zeta$ , comme pour avoir  $\zeta'$ . Mais si l'on veut regarder  $\zeta$  ou  $\zeta'$  comme donné, alors on différenciera en regardant  $\zeta'$  ou  $\zeta$  seule comme variable, & l'on n'aura qu'une équation du second degré à résoudre.

Il y a une infinité de points où un poids qu'on ajouteroit,

ou qu'on retrancheroit, ou qu'on transposeroit, peut être placé de manière à donner en chaque point le même mouvement de rotation. Tous ces points sont placés sur la circonférence d'un cercle. Par exemple, s'il s'agit d'un poids qu'on

ajoute; comme la valeur de  $v$  est  $v = \frac{R}{P} \left( \frac{c + n\zeta \sin h}{ce + n\zeta^2} \right)$ ;

si l'on demande tous les points où le poids  $p$  (Fig. 133) peut être placé de manière que la vitesse de rotation reste la même que lorsqu'on le place à une distance connue  $GS = b$ , & sur une ligne qui fasse avec la direction  $RD$ , un angle connu  $a$ ;

on aura  $\frac{R}{P} \left( \frac{c + n\zeta \sin h}{ce + n\zeta^2} \right) = \frac{R}{P} \left( \frac{c + nb \sin a}{ce + nb^2} \right)$ , ou

$\frac{c + n\zeta \sin h}{ce + n\zeta^2} = \frac{c + nb \sin a}{ce + nb^2}$ . Or si l'on mène sur  $GK$  parallèle

à  $RD$ , la perpendiculaire  $pq$ ; & qu'on nomme  $pq, y$ ; &  $Gq, x$ ; on aura  $y = \zeta \sin h$ , &  $\zeta \zeta = yy + xx$ , donc

$\frac{c + ny}{ce + n(xx + yy)} = \frac{c + nb \sin a}{ce + nb^2}$ ; équation au cercle

(Alg. 384).

Si lorsqu'on ne veut que transposer le poids  $p$ , on le partage en deux parties égales, pour les placer symétriquement de part & d'autre de  $pG$ ; alors la courbe sur les points de laquelle ils peuvent être placés indifféremment, est une ellipse: cela est aisé à voir en déterminant la valeur générale de  $v$ , dans cette supposition; ce qui est facile après tout ce qui précède.

### *Des Poulies, des Mouffles, Palans, Caliores, &c.*

621. ON connoît assez la figure de la poulie pour qu'il soit superflu d'en donner ici la description.

On peut réduire toutes les différences espèces de poulies, à deux; savoir, la poulie fixe ou de renvoi, & la poulie mobile.

La poulie fixe (*Fig. 134 & 135*) est celle dans laquelle la puissance & le fardeau, ou l'obstacle qu'elle doit vaincre, sont appliqués tous deux suivant des directions tangentes à la circonférence de la poulie.

La poulie mobile (*Fig. 136, 137 & 138*) est celle dans laquelle le fardeau ou l'obstacle est appliqué au centre, ou suivant une direction qui passe par le centre ou par l'axe de la poulie.

À considérer généralement la poulie, cette machine est susceptible de deux sortes de mouvements; l'un par lequel la corde qui passe dans la gorge de la poulie, c'est-à-dire, qui embrasse la poulie, peut changer de place, sans pour cela que le corps de la poulie soit déplacé; l'autre par lequel le corps de la poulie peut changer de situation. Ainsi l'équilibre dans cette machine, est assujetti à deux conditions absolument distinctes: la première, que les tensions des deux parties de la corde qui embrasse la poulie, se détruisent mutuellement; & pour cet effet, elles doivent être égales, quelle que soit d'ailleurs, la courbure de la poulie (555). La seconde condition se déduit de cette première, de la manière suivante.

622. Des tensions des deux cordons qui embrassent la poulie, il résulte sur le corps

de cette machine, un effort que l'on déterminera en prenant sur les directions des cordons, à compter de leur point de concours (*Fig. 134, 135 & 136*), les parties égales  $IA, IB$ , & formant le parallélogramme  $IADB$  dont la diagonale  $ID$  représentera l'effort qui s'exerce sur le corps de la poulie, en supposant que  $IA$  représente la tension du cordon  $OP$  (*Fig. 134 & 135*) ou  $OG$  (*Fig. 136*). Or à cause des tangentes  $IR, IO$ , & des lignes égales  $IB, IA$ , il est facile de voir que  $ID$  prolongée, passe par le centre  $C$  de la poulie. Donc si le corps de la poulie n'est pas fixement affujetti,  $ID$  ne peut être détruit qu'autant que l'obstacle quelconque qui doit empêcher le mouvement du corps de la poulie, sera placé sur quelque point de la ligne  $IC$  qui va du centre  $C$ , au point de concours des deux cordons qui embrassent la poulie. Ainsi, si la poulie est destinée à tourner dans une chappe  $CG$  fixée à un point extérieur  $G$  (*Fig. 135*), & si cette chappe peut tourner autour de  $G$ , il n'y aura équilibre que lorsque la chappe  $CG$  sera dirigée suivant  $CI$ .

Pareillement, si le corps de la poulie étant embrassé par une corde fixée au point  $G$  (*Fig. 136*) est mobile, il n'y aura

équilibre que lorsque l'effort appliqué au centre  $C$  ou à la chappe fixée à ce centre, divisera en deux parties égales, l'angle des deux cordons  $OG, RQ$ , & que cet effort sera à la tension de chacun des deux cordons  $OG, RQ :: ID : IA : IB$ .

623. D'après cela, il est facile de trouver le rapport des tensions de chacun des deux cordons qui embrassent la poulie, à l'effort qui en résulte sur le corps de la poulie, & par conséquent à l'effort dont la poulie mobile (*Fig. 136*) est capable. La tension de chaque cordon étant représentée par  $IA$  ou son égale  $IB$ , l'effort qui s'exerce sur le corps de la poulie est exprimé par  $ID$ . Or dans le triangle  $IAD$ ,  $IA : ID :: \sin IDA : \sin IAD$ , ou  $:: \sin CIQ : \sin OAD$  ou  $\sin GIQ$ ; on peut donc dire en général que dans l'équilibre à l'aide de la poulie simple, fixe ou mobile, 1<sup>o</sup> les tensions des deux cordons qui embrassent la poulie, ou les puissances appliquées à ces cordons, sont égales. 2<sup>o</sup> Chacune de ces puissances, est l'effort qui se fait sur le centre de la poulie, comme le sinus de la moitié de l'angle que forment ces deux cordons, est au sinus de cet angle entier.

Ainsi, dans la poulie fixe (*Fig. 134 & 135*), la puissance  $Q$  n'a d'autre avantage que celui de pouvoir changer à volonté la direc-

tion de son action. Mais dans la poulie mobile (*Fig. 136, 137 & 138*) la puissance  $Q$  a le double avantage de pouvoir changer sa direction & augmenter l'effet de son action. Mais il faut remarquer qu'à mesure que sa direction change, l'effort qu'elle exerce sur le centre varie, en sorte qu'il y a une direction selon laquelle cet effort est le plus grand qu'il est possible, & c'est lorsque les deux cordons  $GO, RQ$  sont parallèles, qu'on va le voir.

624. Si l'on mène les rayons  $OC, CR$  (*Fig. 136*) & la soutendante  $OR$ , le triangle  $OCR$  aura ses côtés perpendiculaires sur ceux du triangle  $BID$ , & lui sera par conséquent semblable; on aura donc  $IB: ID:: CR: OR$ , c'est-à-dire,  $Q: P:: CR: OR$ ; donc en général, *la tension d'un des cordons est à l'effort que supporte le centre, comme le rayon de la poulie, est à la soutendante de l'arc embrassé par la corde.*

Or il est évident que ce dernier rapport est le plus grand qu'il est possible, & devient celui de 1 à 2, quand les cordons sont parallèles; donc dans la poulie mobile la puissance est la plus petite qu'il est possible, lorsque les cordons sont parallèles; & elle est alors, la moitié du poids soutenu par le centre de la poulie. On fait usage de cette

seconde espece de poulie pour tendre les voiles en les tirant par leurs *points* ou angles *C*; voyez (*Fig. 138*).

625. Donc si le poids *P* (*Fig. 139*) est soutenu par la puissance *Q*, à l'aide de plusieurs poulies mobiles embrassées, chacune par un cordon dont une extrémité soit arrêtée à un point fixe, & l'autre à la chappe de la poulie voisine, le rapport de la puissance au poids, fera celui du produit des rayons de toutes les poulies mobiles, au produit des soutendantes des arcs embrassés par les cordes.

En effet, si l'on appelle *N* & *M* les charges des centres des deux poulies *N* & *M*, qui sont en même temps les tensions des deux cordons attachés aux centres *N* & *M*, & qu'on appelle *r*, *r'*, *r''*, les rayons, & *s*, *s'*, *s''* les soutendantes des poulies *N*, *M*, *L*; on aura (624)  $Q : N :: r : s$ ;  $N : M :: r' : s'$ ;  $M : L$  ou  $P :: r'' : s''$ ; donc en multipliant par ordre, & supprimant les facteurs communs aux deux termes du premier rapport, on aura  $Q : P :: r r' r'' : s s' s''$ . Et si les cordons sont paralleles, ce qui donne  $s = 2 r$ ,  $s' = 2 r'$ ,  $s'' = 2 r''$ , on aura  $Q : P :: r r' r'' : 2 r \times 2 r' \times 2 r'' :: 1 : 2 \times 2 \times 2$ , c'est-à-dire, que la puissance fera au poids, comme l'unité est au nombre 2 élevé à une puissance marquée par le nom-

bre des poulies mobiles : par exemple , avec trois poulies , la puissance  $Q$  soutiendrait 8 fois sa valeur.

626. Mais cette disposition de poulies n'est pas la plus commode : on emploie plus ordinairement celles qui sont représentées dans les figures 140, 141, 142, 143, 144 & 145, auxquelles on donne le nom de *Mouffles*, *Palans*, *Caliornes* ; ce sont plusieurs assemblages de poulies toutes embrassées par une même corde, dont les unes sont fixes & les autres mobiles. Toutes les poulies fixes sont portées sur une même chappe, & toutes les poulies mobiles sur une seule autre chappe. Tantôt (*Fig.* 140, 141, 142 & 143) leurs centres sont distribués sur différents points de cette chappe ; tantôt (*Fig.* 144) ils sont tous sur un même axe.

Quelque différence qu'il y ait dans ces dispositions particulières, on peut toujours trouver le rapport de la puissance au poids, par ce principe : *La puissance est au poids comme le rayon ou sinus de  $90^\circ$ , est à la somme des sinus des angles que font avec l'horizontale chacun des cordons aboutissants à la moufle mobile.*

En effet, si sur chacun de ces cordons (*Fig.* 140 & 141) on prend les parties égales  $im$ ,  $np$ , &c. pour représenter leur



tension, & que sur chacune de ces lignes comme diagonale, on forme un parallélogramme dont deux côtés soient verticaux, & les deux autres horifontaux; au lieu de considérer le poids  $P$ , comme soutenu par les tensions immédiates des cordons, on pourra le considérer comme soutenu, par le concours des forces horifontales  $ik, no$ , &c, & des forces verticales  $il, nq$ , &c. Or les premières étant perpendiculaires à la direction de l'action du poids, ne contribuent point à contrebalancer cette action; & dans l'équilibre elles se détruiront mutuellement; le poids  $P$  n'est donc soutenu que par la résultante, c'est-à-dire, par la somme des forces verticales  $il, nq$ , &c. Or dans les triangles rectangles  $iml, npq$ , &c, on a  $im:il::1:\sin iml$ ;  $np$  ou  $in:nq::1:\sin npq$ ; & ainsi des autres cordons; donc  $il = im \sin iml$ ;  $nq = in \sin npq$ ; donc enfin  $Q:P::im:im \sin iml + in \sin npq + \&c$ , ou  $::1 \sin iml + \sin npq + \&c$ .

Si les cordons sont paralleles, & par conséquent verticaux, les angles  $iml, npq$ , &c, seront droits, & par conséquent leurs sinus seront, chacun, égal au rayon 1. Donc alors la puissance sera au poids comme 1 est à la somme d'autant d'unités qu'il y a de cordons aboutissants à la moufle mobile.

D'où l'on voit que *si une des extrémités de la corde est attachée à la moufle fixe* (Fig. 140 & 142), *la puissance sera au poids, comme l'unité est au double du nombre des poulies de la moufle mobile. Et si l'extrémité de la corde est attachée à la moufle mobile* (Fig. 141 & 143) *la puissance sera au poids, comme l'unité est au double du nombre des poulies de la moufle mobile, augmenté d'une unité.*

627. La proposition générale que nous venons de démontrer, a lieu soit que les cordons soient ou ne soient pas dans un même plan. Et si l'obstacle que l'on a dessein de forcer en faisant usage des moufles ou palans, n'étoit pas un poids; c'est-à-dire, si la direction de l'effort total de la moufle n'étoit pas verticale, cette proposition n'auroit pas moins lieu, en substituant aux angles que les cordons étoient supposés faire avec le plan horizontal, ceux qu'ils font avec le plan perpendiculaire à l'effort total de la moufle. Par exemple, dans la figure 145 la puissance  $Q$  est à l'effort qui se fait en  $G$ , comme le rayon est à la somme des sinus des angles que chacun des cordons aboutissants à la moufle  $EF$  font avec un plan perpendiculaire à  $FG$ .

628. Si l'on emploie plusieurs moufles tant fixes que mobiles, il sera encore facile,

cile, d'après ce qui précède, d'avoir le rapport de la puissance au poids. Par exemple, dans la figure 145, les cordons étant supposés parallèles, la puissance  $Q$ , est à l'effort qui se fait suivant  $CB$  (626) :: 1 : 5 ; or ce dernier effort fait l'office de puissance à l'égard de l'équipage  $BA$  ; il est donc à l'égard du poids  $P$ , comme 1 : 4 ; donc (en multipliant par ordre) la puissance  $Q$  est au poids  $P$  :: 1 : 20 ; ainsi, un effort de 50 lb, par exemple, soutiendrait un poids de 1000 lb.

629. Dans tout ce qui précède, nous avons fait abstraction de la pesanteur des poulies, chappes, &c, du frottement, & de la roideur des cordes. Nous verrons plus bas comment on doit avoir égard à ces deux dernières sortes de résistance. A l'égard de la pesanteur des parties mobiles que la puissance doit soutenir, la manière d'y avoir égard dans le cas de l'équilibre, est de comprendre leur valeur totale dans celle du poids  $P$ , lorsque ( *Fig. 142 & 143* ) l'action totale de leur poids coïncide avec celle de  $P$  ; mais si comme on le voit ( *Fig. 145* ) la pesanteur de l'équipage  $CF$  ne s'exerce pas suivant la même ligne  $BC$ , suivant laquelle s'exerceroit l'effort de cet équipage sans la pesanteur ; alors  $BC$  n'est plus dans

X

cette dernière direction, mais dans la direction de la résultante de la pesanteur de cet équipage, & de l'effort qu'il feroit sans la pesanteur; mais comme cet objet est de peu de considération dans les cas où l'on emploie les poulies de cette manière; nous n'entrons pas dans l'examen du rapport exact qu'il y a alors entre la puissance & le poids.

630. A l'égard du mouvement dans la poulie, nous n'examinerons ici que celui qu'elle donne au poids  $P$ , lorsque les cordons sont parallèles. Or il est évident que dans la poulie fixe & simple, (*Fig. 134*) le poids  $P$  ne peut avoir que la même vitesse que la puissance  $Q$ ; & dans la poulie simple & mobile (*Fig. 137*) le poids va deux fois moins vite que la puissance. Dans les mouffes, les cordons étant parallèles, la vitesse du poids est à celle de la puissance, comme la puissance est au poids dans le cas de l'équilibre. Car il est évident que si la mouffe mobile (*Fig. 142 & suiv.*) a monté d'un pied, par exemple, chacun des cordons aboutissants à cette mouffe s'est accourci d'un pied; donc celui auquel la puissance est appliquée, a dû s'allonger d'autant de pieds qu'il y a de cordons aboutissants à la mouffe mobile.

Lorsqu'on emploie les poulies dans des machines où la régularité & la précision des mouvements sont nécessaires, alors il faut avoir égard à leur inertie; mais le mouvement de rotation qu'elles prennent, étant l'effet du frottement, nous remettons à en parler plus bas.

631. Lorsqu'un poids  $Q$  (Fig. 146) descendant par l'action de sa pesanteur, entraîne avec lui, à l'aide de la poulie de renvoi  $T$  un autre poids  $P$  attaché à une poulie mobile, il lui communique à chaque instant une certaine quantité de mouvement. Si l'on veut savoir quel doit être le poids  $P$ , pour que la quantité de mouvement communiquée, soit la plus grande qu'il est possible, c'est-à-dire, dans quel cas la force  $P$ , produira le plus grand effet possible, on s'y prendra de la manière suivante.

Soit  $p$  la vitesse que la pesanteur donne à un corps libre pendant une seconde;  $p dt$  sera celle qu'elle lui donne pendant l'instant  $dt$ . Soit  $dv$  la vitesse que prendra réellement le corps  $P$ ;  $2 dv$  sera celle que prendra  $P$  (630). Il faut donc (318) concevoir que la vitesse  $p dt$  que  $Q$  auroit eue s'il eût été libre, est composée de la vitesse  $2 dv$  qu'il conservera, & de la vitesse  $p dt - 2 dv$  qu'il doit perdre.

Pareillement, il faut concevoir que la vitesse  $p dt$  que  $P$  auroit eue s'il eût été libre, est composée de la vitesse  $-dv$  qu'il va prendre en sens contraire à celle  $p dt$  qu'il devoit avoir, & de la vitesse  $p dt + dv$  qui sera détruite. Or puisque les vitesses  $p dt - 2 dv$ , &  $p dt + dv$  de  $Q$  &  $P$  doivent être détruites, il faut (624) que  $p Q dt - 2 Q dv : p P dt + P dv :: 1 : 2$ ; donc  $2 p Q dt - 4 Q dv = p P dt + P dv$ , d'où l'on

tire  $dv = \frac{2 p Q - p P}{4 Q + P} dt$ . Donc la quantité de mouvement

de  $P$ , sera  $\frac{2 p P Q - p P^2}{4 Q + P} dt$ ; & puisqu'elle doit être un

*maximum*, il faut que sa différentielle prise en regardant  $P$  seule

comme variable, soit zéro; on aura donc  $d \left( \frac{2 p P Q - p P^2}{4 Q + P} dt \right)$

X 2

$= 0$ , ou  $8 Q^2 - 8 P Q - P^2 = 0$ ; d'où l'on tire.....  
 $P = Q(-4 \pm \sqrt{24})$ .

On trouvera de même un *maximum* dans la poulie simple, dans les mouffles, &c, pour le cas que nous examinons ici: & pour le dire en passant, dans le choc de deux corps qui vont en sens contraire, il y a lieu à un pareil *maximum*.

### *Du Tour ou Treuil, Cabestan, &c.*

632. LE *Tour* ou *Treuil* est, en général, une roue ( *Fig. 147* ) traversée perpendiculairement par un cylindre dont les extrémités portent sur deux appuis *C, C*. Une puissance *Q* appliquée suivant une direction tangente à la circonférence de la roue, entraîne cette circonférence avec le cylindre qui est solidement lié avec elle, & obligeant l'un & l'autre de tourner autour de l'axe de ce cylindre, sur les appuis *C, C*, enveloppe successivement les différentes parties de la corde *DP*, à laquelle est attachée le poids *P* que l'on se propose d'élever ou d'attirer vers ce cylindre.

Quelquefois au lieu d'une roue, on se contente d'implanter dans le corps du cylindre & perpendiculairement à son axe des *barres E, E*, ( *Fig. 147, 149, 150 & 151* ) auxquelles la puissance s'applique, & produit le même effet. D'autres fois, les extrémités du cylindre sont terminées par deux manivelles, *Q, Q* ( *Fig. 148* ) auxquelles

on applique la force ou les forces motrices.

Lorsque l'axe du cylindre est vertical (*Fig.* 154 & 151) on lui donne le nom de *Cabestan*. C'est dans cette situation qu'on l'emploie sur les vaisseaux; avec cette différence que pour pouvoir plus facilement remonter le cordage, lorsqu'étant arrivé au point le plus bas de la fusée  $AB$ , il empêche de virer, on donne à cette fusée la figure conique au lieu de la figure cylindrique.

633. Mais, en général, quelle que soit la disposition de cette machine, on voit que l'action de la puissance & celle du poids ou de l'obstacle qu'il s'agit de surmonter, ne s'exercent pas dans un même plan, mais dans des plans parallèles, ou à très-peu-près parallèles. L'action de la puissance produit deux effets, dont l'un s'exerce contre le poids même, & l'autre contre les appuis: voyons comment s'engendrent ces deux effets, dans le cas de l'équilibre.

Réduisons toute la machine représentée par la figure 147, à ce que l'on voit (*Fig.* 152); c'est-à-dire, réduisons le cylindre à son axe  $CC$ ; représentons par  $AMN$ , le plan de la roue, & par  $BDL$ , la section du cylindre par un plan parallèle à  $AMN$ , & passant par le cordon  $DP$ .

Ayant mené le rayon  $AE$ , au point  $A$  où

la puissance  $Q$  agit sur la roue, concevons par  $CC$  & par  $EA$ , un plan  $CEA$  qui rencontre  $BDL$  suivant  $IB$  qui fera nécessairement parallèle à  $AE$ . Ayant mené  $AB$ , concevons par cette ligne, & par la direction  $AQ$  de la puissance, un plan  $QAR$  qui rencontrera l'axe  $CC$  en quelque point  $R$ . Enfin par les points  $B$  &  $R$ , menons  $BF$  &  $RG$  parallèles à  $AQ$ .

Cela posé, nous pouvons (240) décomposer la force  $Q$ , en deux autres forces  $F$  &  $G$  dirigées suivant  $BF$  &  $RG$ : & comme cette dernière passe par l'axe même du cylindre, elle ne peut produire aucun mouvement de rotation autour de cet axe, & par conséquent ne peut contribuer à soutenir le poids  $P$ ; elle sera toute consumée contre les appuis. Il n'y a donc que la force  $F$  qui puisse faire équilibre au poids  $P$ . Or 1°. cette force est dirigée dans le même plan  $BDL$  dans lequel s'exerce l'action de ce poids. 2°. Les deux lignes  $BF$  &  $BI$  étant parallèles aux deux droites  $AQ$ ,  $AE$  qui font un angle droit,  $BF$  est donc perpendiculaire à  $BI$ , tangente à la circonférence  $BDL$ . On peut donc regarder  $BID$  comme un levier angulaire dont le point d'appui est en  $I$ ; & puisque les distances  $BI$ ,  $ID$ , des directions des deux puissances  $F$  &  $P$ , à ce



point d'appui sont égales, ces deux puissances doivent être égales; on a donc  $F = P$ ; voyons donc quel est le rapport de  $F$  à  $Q$ .

Selon ce qui a été dit (237), on a  $Q : F :: BR : AR$ ; mais les triangles semblables  $RBI, RAE$ , donnent  $BR : AR :: BI : AE$ ; donc  $Q : F :: BI : AE$ , ou (puisque  $F = P$ )  $Q : P :: BI : AE$ , c'est-à-dire, que dans le treuil, la puissance est au poids comme le rayon du cylindre est au rayon de la roue.

634. Si le poids  $P$  étoit attaché en un point  $B$  (Fig. 153) du plan de la roue, tel que la perpendiculaire  $IB$  sur sa direction fût égale au rayon du cylindre; on pourroit regarder  $AIB$  comme un levier angulaire dont le point d'appui seroit au centre  $I$ ; & il faudroit, pour l'équilibre (575), que l'on eût  $Q : P :: BI : AI$ ; c'est-à-dire, qu'on auroit entre la puissance & le poids le même rapport que ci-devant. Donc l'action de la puissance se transmet au poids, à l'aide du treuil, comme si le poids & la puissance étoient dans un même plan.

635. A l'égard de la charge de chacun des appuis, il n'en est pas de même: elle varie selon la distance du plan  $BLD$  (Fig. 152) au plan de la roue. Pour la déterminer on décomposera la puissance  $Q$  (con-

sidérée comme appliquée en  $E$  parallèlement à  $AQ$ ) en deux forces parallèles à  $AQ$ , & qui passent par  $C$  &  $C$  (240). On décomposera, pareillement, le poids  $P$  considéré comme appliqué en  $I$ , en deux forces parallèles à  $PD$ , & qui passent par  $C$  &  $C$ . Par ce moyen, chaque appui sera sollicité par deux forces dont les valeurs & les directions seront connues. Il sera donc facile, pour chaque appui, de réduire ces forces à une seule dont la valeur & la direction soient connues.

Cette méthode de trouver la charge des deux appuis, est fondée sur ce que les deux forces  $F$  &  $P$  se réduisent à une seule qui agit en  $I$ ; si l'on conçoit celle-ci décomposée en deux forces parallèles à  $F$  &  $P$ , & appliquées en  $I$ , elles n'auront pas d'autres valeurs que  $F$  &  $P$ . Donc 1° on peut regarder  $P$  comme appliqué en  $I$ ; 2° la force  $F$  considérée comme appliquée en  $I$ , & la force  $G$  appliquée en  $R$  ne peuvent manquer d'avoir pour résultante  $Q$ , puisque c'est la force  $Q$  qui les a engendrées, ainsi que nous l'avons vu ci-dessus; de plus, cette résultante passe par  $E$ , puisque  $RI : RE :: RB : RA :: Q : F$  (137).

636. Si la puissance, au lieu d'être appliquée suivant une direction tangente à

la roue, agissoit par le moyen des bras  $E$ ,  $E$  ( *Fig. 150 & 151* ) & perpendiculairement à leur longueur, le rapport de la puissance au poids seroit toujours le même que ci - devant, en substituant aux mots *rayon de la roue* ceux de *longueur du bras*, cette longueur étant comptée depuis l'axe du cylindre. Mais si la puissance n'agissoit pas perpendiculairement au bras  $IE$  ( *Fig. 150* ), au lieu de ce bras on prendroit la perpendiculaire  $IR$  menée sur la direction de la puissance; enforte que la puissance seroit au poids, comme le rayon du cylindre est à  $IR$ .

637. Puisque ( *Fig. 152* )  $Q : P :: BI : AE$ , on a donc  $Q \times AE = P \times IB$ ; c'est-à-dire, que le moment de la puissance est égal au moment du poids, ces moments étant pris par rapport à l'axe  $CC$ . Donc si l'on emploie, en même temps, plusieurs puissances appliquées à différents bras; il faudra que la somme des moments de ces puissances, soit égale au moment du poids.

638. Si la corde qui porte le poids, ou qui transmet à l'obstacle, l'action de la puissance, au lieu de s'envelopper sur un cylindre, s'enveloppe sur une surface conique, ou en général sur celle d'un solide dont les diamètres varient, le rapport de la puissance

au poids variera aussi continuellement : & réciproquement si la puissance dont l'action doit se communiquer à l'aide d'une machine semblable à celle dont il s'agit ici, varie continuellement , & doit néanmoins produire constamment le même effet, on doit, pour y parvenir, faire enforte que son action soit appliquée à des rayons d'autant plus longs , qu'elle diminuera davantage. C'est ce que l'on voit particulièrement dans les montres ou horloges à ressort, où la force motrice est un ressort fixé par une de ses extrémités à l'arbre du tambour ou barillet *Z* (*Fig. 154*), & qui, après plusieurs circonvolutions, est fixée intérieurement à la surface concave de ce barillet. Une chaîne attachée d'une part sur la surface convexe du barillet, fait plusieurs tours sur la fusée *Y* à laquelle elle est fixée par son autre extrémité ; par le développement du ressort, le barillet en tournant tire la chaîne & fait tourner la fusée *Y* ; mais comme le ressort, à mesure qu'il se débande, diminue de force, on compense cette diminution en donnant à la fusée plus de diamètre dans les parties qui doivent être développées les dernières ; par ce moyen le rouage reçoit de la part du ressort, des impulsions égales en temps égaux.

639. Il paroît donc, à ne considérer les choses que du côté de l'équilibre, qu'on peut diminuer à volonté, le rapport de la puissance au poids, & mettre un poids, si petit qu'il soit, en état de vaincre tel poids qu'on voudra, à l'aide du tour, & des machines qui s'y rapportent. Mais quand on considère le mouvement & qu'on a égard, comme on le doit, à la nature des agents qu'on emploie, l'effet ne peut pas être augmenté arbitrairement; le rapport du rayon du cylindre, au rayon de la roue, n'est point arbitraire : il y en a un propre à donner le plus grand effet possible.

Supposons, par exemple, que le moteur appliqué au bras  $E$  (*Fig. 150*) tende à se mouvoir avec une vitesse  $V$ , & que la force dont il est capable soit  $MV$ , c'est-à-dire, équivalente à celle d'une masse connue  $M$  animée de cette vitesse  $V$ . Soit  $v$  la vitesse avec laquelle fera mû le point  $E$ , en vertu de résistance de  $P$ . Alors si l'on nomme  $R$  le bras  $IE$ , &  $r$  le rayon du cylindre, on aura la vitesse que prendra  $P$ , par cette proportion,  $R:r::v:\frac{rV}{R}$ , puisqu'il est évident que le point  $E$ , & le point où la corde touche le cylindre, ont des vitesses proportionnelles à leurs distances à l'axe. Il faut

donc (318) concevoir, au moment où la puissance vient à agir, que la vitesse  $V$  est composée de la vitesse  $v$  qui subsistera, & de la vitesse  $V - v$  qui sera détruite. Et qu'au même instant le poids  $P$  a la vitesse  $\frac{rv}{R}$  qui aura lieu, & la vitesse  $\frac{rv}{R}$  en sens contraire, & qui sera détruite; c'est-à-dire, que la force motrice réduite à la force  $M(V - v)$  doit faire équilibre à la masse  $P$  animée de la force  $\frac{Prv}{R}$ . Donc (637)

$$M(V - v) \times R = \frac{Prv}{R} \text{ d'où l'on tire, } \dots$$

$$v = \frac{MVR}{MRR + Pr}. \text{ Donc la vitesse du poids } P,$$

qui est  $\frac{rv}{R}$ , fera  $\frac{MVR}{MRR + Pr}$ . Donc pour savoir quel rapport il doit y avoir entre  $R$  &  $r$ , pour que le poids  $P$  prenne la plus grande vitesse possible, il faut (48) égaliser à zéro la différentielle de cette valeur, prise en regardant  $r$  seule comme variable. On aura donc  $MVRdr(MRR + Pr) - MVRr \times 2Prdr = 0$ , d'où l'on tire  $MRR = Pr$ , &  $r = R\sqrt{\frac{M}{P}}$ .

Par exemple, si le poids  $P$  est de 100000lb, & que la force motrice soit équivalente à un poids de 10lb, on aura  $r = R\sqrt{\frac{10}{100000}} = R \times \frac{1}{100}$ ; c'est-à-dire, que le rayon du cylindre doit être la centième partie du

bras  $IE$ , pour que l'effet soit le plus grand qu'il est possible. Que l'on augmente, ou que l'on diminue le bras  $IE$ , ou le rayon du cylindre, il n'y a qu'à perdre.

640. Si le poids  $Q$  appliqué à la circonférence de la roue (Fig. 155) entraîne par sa pesanteur, le poids  $P$  appliqué à la circonférence du cylindre; on peut se proposer sur ce mouvement, les deux questions suivantes: 1°. Quel doit être le rapport de  $Q$  à  $P$  pour que la quantité de mouvement que  $P$  prendra, soit la plus grande qu'il est possible? 2°. Quel doit être le rapport du rayon  $R$  de la roue, au rayon  $r$  du cylindre, pour que  $P$  soit élevé le plus promptement qu'il est possible? On satisfera à ces deux questions de la manière suivante.

Soit  $p$  la vitesse que la pesanteur donne à un corps libre, en une seconde de temps, & par conséquent  $p dt$  celle qu'elle lui donne pendant l'instant  $dt$ . Soit  $dv$  celle que prendra réellement le corps  $Q$ , & par conséquent  $\frac{rdv}{R}$ , celle que

prendra  $P$ ; il faut donc (318) concevoir la vitesse  $p dt$  que  $Q$  devoit recevoir pendant un instant, comme composée de la vitesse  $dv$  qu'il aura réellement, & la vitesse  $p dt - dv$  qu'il perdra par la résistance de  $P$ . Pareillement il faut concevoir la vitesse  $p dt$  que  $P$  auroit eue s'il eût été libre, comme composée de la vitesse  $-\frac{rdv}{R}$  qu'il prendra en sens contraire,

& de la vitesse  $p dt + \frac{rdv}{R}$  qui sera détruite. Ainsi, puisque les vitesses  $p dt - dv$  &  $p dt + \frac{rdv}{R}$  doivent être détruites,

il faut (637) que  $Q \times (p dt - dv) \times R = P \left( p dt + \frac{rdv}{R} \right) \times r$ , d'où l'on tire  $dv = \frac{QR^2 - PrR}{QRR + Pr^2} p dt$ ;

& par conséquent la vitesse que  $P$  recevra pendant le même instant, sera  $\frac{QrR - Pr^2}{QRR + Pr^2} p dt$ . Donc la quantité de mouvement qu'il reçoit à chaque instant, sera  $\frac{PQrR - P^2r^2}{QRR + Pr^2} p dt$ .

Or pour que cette quantité soit un *maximum*, il faut que sa différentielle prise en regardant  $P$  seule comme variable,

soit  $= 0$ ; on a donc  $(QR^2 + Pr^2)(QrRdP - 2r^2PdP) - (PQRr - P^2r^2)r^2dP = 0$ , ou  $Q^2R^3 - 2PQR^2r - P^2r^3 = 0$ , d'où il est aisé de tirer la valeur  $P$ .

Mais si  $P$  &  $Q$  étant donnés, on veut savoir quel rapport il doit y avoir entre  $r$  &  $R$ , pour que  $P$  soit élevé le plus promptement qu'il est possible : il faut différencier l'expression de la vitesse de  $P$ , en regardant  $r$  seule comme variable, & égaler cette différentielle à zéro. Or cette opération conduit à l'équation  $QR^2 - 2PRr - P^2r^2 = 0$ , d'où il est facile de conclure le rapport de  $R$  à  $r$ .

A l'égard du mouvement que prendront les deux corps  $P$  &  $Q$ , il est aisé de voir que ce sera un mouvement uniformément accéléré, semblable à celui des corps graves qui tombent librement, puisque la petite vitesse que reçoit  $Q$  à chaque instant, étant exprimée par  $dv = \frac{QR^2 - PrR}{QR^2 + Pr^2} p dt$ , est constante & est à celle  $p dt$  que donne la pesanteur à un corps libre, ::  $\frac{QR^2 - PrR}{QR^2 + Pr^2} : 1$ . Il sera donc facile de déterminer par ce qui a été dit (195 & suiv.), les espaces que décrivent  $Q$  &  $P$ , & leurs vitesses au bout d'un temps quelconque  $t$ .

Si l'on veut avoir égard à la pesanteur des cordes  $DP$ ,  $CQ$ , tout le changement qu'il y a à faire à la solution précédente, est de mettre au lieu de  $P$ ,  $P$  plus le poids de  $DP$ ; & au lieu de  $Q$ ,  $Q$  plus le poids de  $CQ$ . Soit donc  $q$  la pesanteur spécifique de la corde  $CQ$ , &  $q'$  la pesanteur spécifique de la corde  $DP$ , c'est-à-dire, ce que pèse cette corde, par pied. Soit  $\zeta$  la longueur de  $CQ$ , &  $\zeta'$  celle de  $DP$ , on aura..

$dv = \frac{R^2(Q + q\zeta) - rR(P + q'\zeta')}{RR(Q + q\zeta) + r^2(P + q'\zeta')} p dt$ . Or on a  $\frac{d\zeta}{dt}$  &  $\frac{-d\zeta'}{dt}$  \* pour les vitesses de  $Q$  &  $P$ , & par conséquent

$\frac{d\zeta}{dt} : \frac{-d\zeta'}{dt}$  ou  $d\zeta : -d\zeta' :: R : r$ ; donc  $-d\zeta' = \frac{r}{R} d\zeta$ , & par conséquent  $C - \zeta' = \frac{r}{R} \zeta$ . Soit  $a$  la longueur de  $DP$ . lorsque  $\zeta = 0$ , on a donc  $C = a$ , & par conséquent  $a - \zeta' = \frac{r}{R} \zeta$ , ou  $\zeta' = a - \frac{r}{R} \zeta$ . Substituant cette valeur pour  $\zeta'$

\* Je mets le signe  $-$ , parce que  $\zeta$  croissant,  $\zeta'$  diminue.



&  $d\left(\frac{d\zeta}{dt}\right)$  pour  $d\nu$ ; faisant ensuite, pour simplifier,  $QR^2 - PRr - q'rRa = b$ ,  $qr^2 + q'r^2 = c$ ,  $QR^2 + Pr^2q'r^2a = b'$ ,  $qR^2 - q'r^2 \frac{r}{R} = c'$ , on aura  $d\left(\frac{d\zeta}{dt}\right) = \frac{b+c\zeta}{b'+c'\zeta} p dt$ . Multipliant par  $\frac{d\zeta}{dt}$ , on a  $\frac{d\zeta}{dt} d\left(\frac{d\zeta}{dt}\right) = p \left( \frac{c}{c'} d\zeta - \frac{b'c-bc'}{c'} \frac{d\zeta}{b'+c'\zeta} \right)$ ;

donc en intégrant on a  $C' + \frac{d\zeta^2}{2 dt^2} = p \left( \frac{c}{c'} \zeta - \frac{b'c-bc'}{c'c'} \log. (b'+c'\zeta) \right)$ . Et si l'on suppose que lorsque

$\zeta = 0$ ,  $\frac{d\zeta}{dt}$  ou  $\nu$  soit zéro, on aura  $C' = -p \left( \frac{b'c-bc'}{c'c'} \right) \log. b'$ ,

& par conséquent  $\frac{d\zeta^2}{2 dt^2}$  ou  $\frac{\nu^2}{z} = p \left[ \frac{c}{c'} \zeta + \dots \dots \dots \frac{b'c-b'c}{c'c'} \log. \left( \frac{b'}{b'+c'\zeta} \right) \right]$ . Et par conséquent . . . . .

$$dt = \frac{c' d\zeta}{\sqrt{2} \cdot \sqrt{p \left[ c c' \zeta + (b'c - bc') \log. \frac{b'}{b' + c' \zeta} \right]}}$$

équation que l'on ne peut intégrer généralement, que par approximation.

Si  $c' = 0$ , c'est-à-dire, si  $R = r$ , ce qui est le cas de la poulie, l'équation  $d\left(\frac{d\zeta}{dt}\right) = \frac{b+c\zeta}{b+c'\zeta} p dt$ , se réduit à  $d\left(\frac{d\zeta}{dt}\right) = \frac{b+c\zeta}{b'} p dt$  qui est la même que celle que nous avons trouvée pour ce cas (387).

641. Dans la question que nous avons traitée (639) nous n'avons pas eu égard à la quantité de matiere de la roue ou des barres & du cylindre. Mais comme il peut arriver souvent qu'elle soit assez considérable

\* En divisant  $c\zeta + b$  par  $c'\zeta + b'$ .

pour partager sensiblement l'action de la puissance, on doit y avoir égard pour être pleinement en état de juger si la machine aura son effet, si la puissance donnera la vitesse nécessaire. Or c'est ce qu'il est facile de faire par ce que nous avons dit (594). Il faut, pour cet effet, considérer la masse  $P$ , (Fig. 150) celle des barres, ou de la roue lorsqu'il y en a une, & celle du cylindre, comme ne faisant qu'un seul corps assujetti à tourner autour d'un axe fixe qui est ici l'axe du cylindre, la masse  $P$  étant considérée comme appliquée à la surface de ce cylindre. Alors si l'on nomme  $\int m r' r'$  la somme des produits des particules de la roue & du cylindre, par les quarrés de leurs distances à l'axe, on aura  $v = \frac{M V R R}{M R R + P r r + \int m r' r'}$  qui ne revient à la valeur trouvée (639) que lorsque  $\int m r' r'$  est assez petite à l'égard de  $M R R + P r r$ , pour pouvoir être négligée. Dans tout ce qui précède, nous n'avons pas eu égard à la grosseur des cordes. Mais si elles ont un diamètre un peu considérable, alors on doit prendre pour le rayon de la roue & pour celui du cylindre, leur rayon véritable augmenté du rayon ou demi-diamètre de la corde, parce qu'on doit regarder l'action comme se transmettant suivant l'axe de la corde.

642. Il y a une infinité de machines qui peuvent, soit en tout, soit en partie, être rapportées au treuil, & par conséquent au levier; tels sont le cric (*Fig. 156*), les roues dentées (*Fig. 157*) &c. & toutes les machines destinées à percer ou pousser en tournant, quoique ces dernières participent souvent d'une autre machine que nous examinerons dans peu, savoir, le plan incliné. Dans le cric (*Fig. 156*) l'axe sur lequel est chauffée ou auquel est liée la manivelle  $CRQ$  porte un pignon  $P$ , dont les aîles ou dents engrenent dans une barre dentée  $AB$ . L'aîle  $K$  du pignon souleve en tournant, la barre  $AB$ , à l'aide de la dent contiguë, avec une force qui (633) est à la force  $Q$  appliquée à la manivelle, comme le rayon de la manivelle est à celui du pignon; en sorte que comme le rayon du pignon est fort petit à l'égard de celui de cette manivelle, on peut à l'aide de cette machine soulever des poids assez considérables, avec une force médiocre.

643. Les roues dentées servent à plusieurs usages; tantôt on les emploie pour multiplier la force, tantôt pour multiplier la vitesse, d'autres fois pour changer la direction des mouvements; souvent pour régler les mouvements sur certains périodes de temps, ou pour rendre sensibles des

§

Y

mouvements ou des espaces que l'œil ne pourroit saisir.

Si plusieurs roues dentées  $V, X, Y, Z$  (Fig. 157) communiquent les unes aux autres par les pignons  $u, x, y, z$ , voici comment on peut trouver le rapport de la puissance  $Q$  appliquée à la première de ces roues, au poids ou à l'effort  $P$  que le dernier pignon peut soutenir. Soient  $R, R', R'', R'''$  les rayons de ces roues;  $r, r', r'', r'''$ , ceux de leurs pignons. On considérera l'effort que l'aîle d'un pignon quelconque fait sur la dent de la roue voisine, comme une puissance appliquée à celle-ci; alors selon ce qui a été dit (633), en nommant  $E, E', E''$  ces efforts, on aura  $Q : E :: r : R, E : E' :: r' : R', E' : E'' :: r'' : R'', E'' : P :: r''' : R'''$ , d'où en multipliant par ordre, on conclura  $Q : P :: r r' r'' r''' : R R' R'' R'''$ ; c'est-à-dire, que la puissance est au poids, comme le produit des rayons de tous les pignons, est au produit des rayons de toutes les roues: par exemple, si le rayon de chaque pignon est 10 fois plus petit que celui de sa roue, une puissance d'une livre, soutiendra un effort de 10000 livres.

Au reste, ce qu'on gagne du côté de la force, en employant les rouages, on le perd du côté de la vitesse. En effet, lorsque

la roue  $V$  a fait un tour, le pignon  $u$  qui a fait aussi un tour, n'a encore fait passer qu'autant de dents de la roue  $X$ , qu'il a d'aîles, enforte que si la roue  $X$  a 48 dents, & le pignon  $u$ , 6 aîles, la roue  $X$  n'a fait qu'un huitieme de tour lorsque la roue  $V$  en a fait un; on voit, par la même raison, que la roue  $V$  va plus lentement que  $X$ , & ainsi de suite.

644. Voyons maintenant, comment on peut augmenter la vitesse, dans un rapport donné, à l'aide des roues dentées.

Soit (*Fig. 158*) une roue dentée  $V$  qui engrene dans un pignon  $u$ ; il est clair que pendant un tour de la roue  $V$ , le pignon fera autant de tours que le nombre de ses aîles est contenu de fois dans le nombre des dents de la roue  $V$ ; c'est-à-dire, que pendant un tour de la roue  $V$ , le pignon  $u$  fera un nombre de tours exprimé par  $\frac{N}{n}$ ,  $N$  &  $n$  marquant les nombres de dents & d'aîles de la roue & du pignon.

Donc si la tige du pignon  $u$  porte une roue  $X$  qui engrene aussi dans un pignon  $x$ , on verra de même, que pendant un tour de la roue  $X$  ou du pignon  $u$ , le pignon  $x$  fera un nombre de tours exprimé par  $\frac{N'}{n'}$ ,  $N'$  &  $n'$  marquant les nombres de dents & d'aîles de

la roue  $X$  & du pignon  $x$ . Donc pendant que la roue  $X$  fera un nombre de tours exprimé par  $\frac{N}{n}$ , c'est-à-dire, pendant que la roue  $V$  fera un tour, le pignon  $x$  fera un nombre de tours exprimé par  $\frac{N'}{n'} \times \frac{N}{n}$  ou  $\frac{NN'}{nn'}$ .

Et en continuant de raisonner de même sur un plus grand nombre de roues & de pignons, on voit que le nombre de tours que fera le dernier pignon pendant un tour de la première roue, est exprimé par une fraction qui a pour numérateur le produit des nombres des dents de toutes les roues, & pour dénominateur le produit des nombres des aîles de tous les pignons.

Donc lorsqu'on demande quels doivent être les nombres des dents & des aîles, d'un nombre de roues & de pignons proposé, pour que la vitesse de la dernière pièce, soit à celle de la première, dans un rapport donné; c'est une question indéterminée, ou qui peut avoir plusieurs solutions: deux exemples suffiront pour voir comment on doit se conduire dans ces sortes de questions.

Supposons que l'on demande, combien on doit donner de dents aux deux roues,  $V$  &  $X$ , & d'aîles aux pignons  $u$  &  $x$ , pour que le pignon  $x$  fasse 50 tours pendant un tour de la

roue *V*. On aura donc  $\frac{NN'}{nn'} = 50$ . Nous ne connoissons donc ici que le quotient de  $NN'$  divisé par  $nn'$ ; mais nous ne connoissons ni le dividende ni le diviseur. Prenons donc arbitrairement, pour le diviseur  $nn'$  un nombre composé de deux facteurs qui ne soient ni trop petits ni trop grands pour pouvoir être les nombres d'ailes qu'on peut donner à des pignons. Supposons, par exemple,  $nn' = 7 \times 8 = 56$ . Nous pourrions supposer  $n = 7$ , &  $n' = 8$ . Alors nous aurons  $\frac{NN'}{56} = 50$ , ou  $NN' = 50 \times 56$ ; or 50 & 56 n'excedant pas le nombre des dents qu'on peut donner à chaque roue, je supposerai  $N = 50$ , & j'aurai par conséquent  $N' = 56$ . Si ces deux facteurs ou l'un deux eût été trop grand, je les aurois décomposés en tous leurs facteurs premiers, & j'aurois examiné si de la combinaison de ces facteurs, il n'en seroit pas résulté deux facteurs plus petits, ou bien j'aurois pris un autre nombre pour  $nn'$ .

Supposons, pour second exemple, qu'on demande les nombres des dents de trois roues, & des ailes de trois pignons, pour que le dernier pignon faisant un tour en 12 heures, la première roue fasse un tour en un an.

Y 3

L'année commune étant de 525949 minutes; & les 12 heures valant 720 minutes, il est clair que pendant un tour de la première roue, le dernier pignon fait un nombre de tours exprimé par  $\frac{525949}{720}$ ; on a donc

$$\frac{NN'N''}{nn'n''} = \frac{525949}{720}. \text{ Prenons arbitrairement}$$

$$n = 7, n' = 8. \text{ Nous aurons } \frac{NN'N''}{7 \times 8 n''} = \frac{525949}{720},$$

$$\text{ou } NN'N'' = \frac{525949}{720} \times 7 \times 8 n'' = \frac{3681643 n''}{90}.$$

Or comme il faut que  $NN'N''$  soit un nombre entier, il est clair que pour résoudre exactement la question, il faudroit prendre pour  $n''$ , un multiple de 90; ce qui étant un nombre trop grand pour être celui des aîles d'un pignon, il faut voir si en retranchant ou en ajoutant un petit nombre d'unités, au numérateur de cette dernière fraction, elle ne pourroit pas devenir un nombre entier; comme ce nombre différerait peu de la valeur véritable de  $NN'N''$ , on le prendroit pour ce produit.

Soit donc  $q$  le plus petit nombre d'unités dont il faille diminuer le numérateur, & soit  $t$  le nombre entier qui en résulte, & que l'on prendra pour  $NN'N''$ ; on aura donc

$$3 \frac{3681643 n'' - q}{90} = t \text{ ou } 40907 n'' + \frac{13 n'' - q}{90} = t.$$

Il faut donc que  $\frac{13 n'' - q}{90}$  soit un nombre en-



tier; je l'appelle  $s$ . J'ai donc  $\frac{13n''-q}{90} = s$ , ou  
 $n'' = \frac{90s+q}{13} = 65 + \frac{12s+q}{13}$ . Je fais  $\frac{12s+q}{13}$   
 $= r$ , & j'ai  $s = \frac{13r-q}{12} = r + \frac{r-q}{12}$ . Enfin,  
 je fais  $\frac{r-q}{12} = k$ ; & j'ai  $r = 12k + q$ . Donc  
 $s = 13k + q$ , &  $n'' = 90k + 7q$ . Or comme  
 il faut que  $n''$  soit petit, je suppose  $k = 0$ ,  
 & donnant à  $q$  la plus petite valeur possible  
 en entiers, je suppose  $q = 1$ . J'ai donc  $n'' = 7$ ,  
 &  $t$ , ou  $NN'N'' = 286350$ . Reste à favoir,  
 maintenant, si ce nombre peut être décom-  
 posé en trois facteurs qu'on puisse prendre  
 pour les nombres des dents  $N, N', N''$ ; or  
 c'est ce qui a lieu, parce que les trois fac-  
 teurs de ce nombre sont 50, 69, 83, qui  
 ne sont pas trop grands pour cet objet.  
 On peut donc prendre, & disposer comme  
 on le voudra, trois roues de 50, 69, &  
 83 dents, & trois pignons de 7, 7 & 8  
 aîles.

Si le nombre qu'on trouve, ainsi, pour  
 $NN'N''$ , ne donnoit point des facteurs  
 convenables, pour être les nombres de  
 dents qu'on peut tailler commodément sur  
 des roues, on recommenceroit l'opération  
 en donnant d'autres valeurs à  $q$ , ou à  $n$ , ou  
 à  $n'$ .

Quoique la solution qu'on obtient en négligeant ainsi quelques unités, ne soit qu'approchée, elle est cependant suffisamment exacte. Car dans le cas présent, le nombre de tours du dernier pignon, pendant un tour de la première roue, étant  $\frac{NN'N''}{nn'n''} = \frac{286350}{7 \times 7 \times 8}$ ; si l'on multiplie cette quantité par 12 heures, durée de chaque tour, on aura pour la durée de révolution de la première roue,  $365^j 5^h 48' 58'' \frac{3.8}{49}$ ; or nous avons supposé l'année de  $365^j 5^h 49'$ .

*De l'Équilibre & du Mouvement à l'aide du levier, lorsque les forces appliquées sont dans des plans différents; & des différentes espèces de mouvement que peut prendre un corps de figure quelconque.*

645. LORSQUE les forces qui agissent sur un levier seront situées dans différents plans, on concevra par le point d'appui  $C$  trois plans  $HI$ ,  $KL$ ,  $MN$  (Fig. 159) perpendiculaires entr'eux. Et comme on peut toujours décomposer une force quelconque, en trois autres perpendiculaires à trois plans donnés de position, on décomposera chacune des forces données, en trois autres perpendiculaires aux trois plans  $HI$ ,  $KL$ ,  $MN$ .

Soit  $P$  l'une de celles qui sont perpendiculaires au plan  $MN$ ; & par le point  $V$  où sa direction rencontre ce plan, concevons la ligne quelconque  $SVT$  qui rencontre en  $S$  &  $T$  les intersections  $DE$ ,  $AB$ , de ce plan avec les deux autres. On pourra toujours concevoir la force  $P$  décomposée en deux autres  $Q$  &  $R$  qui lui soient parallèles, & qui agissent aux

points *S* & *T*. La force *Q* (240) sera exprimée par  $\frac{P \times VT}{ST}$ , & la force *R* le fera par  $\frac{P \times SV}{ST}$ , ou, en menant *VX*, *VZ* parallèles à *SC* & *TC*, ce qui donne *ST* : *VT* :: *CS* : *VX*, & *ST* : *SV* :: *CT* : *VZ*, la force *Q* sera exprimée par  $\frac{P \times VX}{CS}$ , & la force *R* le fera par  $\frac{P \times VZ}{CT}$ .

Or il est visible que la force *Q* tend à faire tourner autour de l'axe *DE*, & son moment à l'égard de cet axe, qui est  $Q \times CS$ , est  $\frac{P \times VX}{CS} \times CS$ , ou simplement  $P \times VX$ ; c'est-à-dire, le même que celui de la puissance *P*, si cette puissance sans changer de distance à l'axe *DE*, agissoit dans le plan *LK* auquel elle est parallèle. Pareillement la force *R* tend à faire tourner autour de l'axe *AB*, & son moment à l'égard de cet axe, qui est  $R \times CT$ , est  $\frac{P \times VZ}{CT} \times CT$ , ou simplement

$P \times VZ$ , c'est à-dire, le même que celui de la puissance *P*, si cette puissance sans changer de distance à l'axe *AB*, agissoit dans le plan *HI* auquel elle est parallèle. La force *P* tend donc à faire naître deux mouvements de rotation, l'un autour de *DE*, l'autre autour de *AB*. Or par un raisonnement semblable, on verra que toute force perpendiculaire au plan *KL*, tend à faire tourner autour de l'axe *AB*, & autour de l'axe *FG*; & que toute force perpendiculaire au plan *HI*, tend à faire tourner autour de *DE* & autour de *FG*. De plus, le moment de la force avec laquelle chacune tend à faire tourner autour de l'un de ces axes, est le même que si cette puissance agissoit dans celui des deux plans auquel elle est parallèle, & qui est perpendiculaire à cet axe.

Cela posé, en appliquant à chaque force une décomposition semblable à celle que nous venons d'appliquer à la force *P*, on voit qu'on réduira toutes ces forces à agir dans les trois plans *KL*, *HI*, *MN*. Or comme ces trois plans sont perpendiculaires entr'eux, celles qui agissent dans l'un quelconque, ne peuvent ni favoriser celles qui agissent dans l'un quelconque des deux autres, ni leur nuire. Donc pour que toutes ces forces se fassent équilibre, il faut que toutes celles

qui agissent dans l'un quelconque de ces plans, puissent se faire équilibre entr'elles; or cette condition ( 389 ) exige que la somme de leurs moments à l'égard du point *C* soit zéro; donc puisque les moments des forces qui, après la décomposition agiroient dans chaque plan, sont les mêmes que si les forces qui les ont engendrées agissoient dans ces mêmes plans, sans changer de distance à l'égard de l'axe par rapport auquel on considère les moments, on peut donc établir cette règle générale.

*Concevez, par le point d'appui, trois plans perpendiculaires entr'eux; décomposez chacune des forces données en trois autres, perpendiculaires à ces plans. Prenez les moments de chacune à l'égard de deux axes qui sont les intersections du plan auquel cette force est perpendiculaire, avec les deux autres plans; alors rassemblez ( avec les signes convenables ) les moments de toutes les forces qui agissent parallèlement à l'un des plans, & égaliez-la à zéro; faites la même chose par rapport à chacun des trois plans.*

646. Si le levier, ou en général, si le corps ou le système de corps auquel sont appliquées les forces qui doivent se faire mutuellement équilibre, n'étoit point assujéti par un point fixe, comme nous l'avons supposé; alors on meneroit les trois plans par tel point qu'on voudroit; & les trois conditions que nous venons d'établir pour l'équilibre, devroient encore avoir lieu. Car puisqu'il n'y a pas de point fixe, toutes les forces qui agissent dans un même plan, doivent pouvoir se faire équilibre entr'elles: or ici la chose ne peut avoir lieu qu'autant que leur résultante sera zéro; donc puisque ( 248 ) la somme des moments de ces forces est égale au moment de leur résultante, il faut encore que chacune de ces sommes de moments soit zéro.

Mais, dans le même cas, ces trois conditions ne sont pas les seules nécessaires; il faut encore ( 344 ) que la somme de toutes les forces perpendiculaires à l'un quelconque des trois plans, soit zéro; ce qui donne trois nouvelles conditions: en sorte que l'équilibre entre plusieurs forces dirigées dans des plans différents est assujéti à six conditions, lorsqu'il n'y a pas de point fixe dans le système, & que toutes les parties du système sont solidement liées entr'elles.

647. Supposons maintenant que les forces appliquées au corps, ou au système de corps, soient telles qu'elles ne se fassent

point équilibre : le corps prendra du mouvement ; & selon ce qui a été dit (322) celui que prendra le centre de gravité sera le même que si toutes les forces étoient immédiatement appliquées à ce centre : de plus , les parties du corps tourneront autour de ce centre de gravité. Mais nous venons de voir , que ce mouvement de rotation peut avoir lieu en même-temps , autour de trois axes différens. Voyons d'abord quel peut être ce mouvement au premier instant.

Il est évident d'abord , quelque mouvement que prennent les parties du système , que si à l'instant où les forces agissent on imprimoit à ces parties des mouvements égaux & contraires à ceux qu'elles prennent , l'effet de ces forces seroit détruit : la question se réduit donc à exprimer les conditions de l'équilibre entre les forces appliquées au système , & celles que prennent les parties du système , celles-ci étant supposées dirigées en sens contraires.

Soit donc  $M$  ( *Fig. 160* ) une particule du corps , ou du système : & soient trois plans  $XAZ$  ,  $XAY$  ,  $ZAY$  perpendiculaires entr'eux. Ayant abaissé  $MC$  perpendiculaire sur le plan  $XAY$  , &  $CB$  perpendiculaire sur  $AY$  ; nommons  $AB$  ,  $x$  ;

$BC$  ,  $y$  ;  $CM$  ,  $z$ . Nous aurons  $\frac{dx}{dt}$  ,  $\frac{dy}{dt}$  ,  $\frac{dz}{dt}$  pour les vitesses

de  $M$  parallèlement à  $AY$  ,  $AX$  ,  $AZ$  , ou perpendiculairement aux plans  $ZAX$  ,  $ZAY$  ,  $XAY$ . Concevons que les forces imprimées soient aussi décomposées chacune en trois forces perpendiculaires à ces mêmes plans ; soit  $F$  l'une de celles qui sont perpendiculaires à  $ZAX$  ;  $F'$  l'une de celles qui sont perpendiculaires à  $ZAY$  , &  $F''$  l'une de celles qui sont perpendiculaires à  $XAY$ . Soient  $a$  &  $a'$  les distances de la direction de  $F$  aux plans  $XAY$  ,  $ZAY$  auxquels elle est parallèle ;  $b$  &  $b'$  les distances de  $F'$  aux deux plans  $XAY$  ,  $ZAX$  ;  $c$  &  $c'$  les distances de  $F''$  aux deux plans  $ZAY$  ,  $ZAX$ . Les forces  $F$  &  $F''$  tendent à faire tourner autour de l'axe  $AX$  ; & en supposant que les forces  $F$  ,  $F'$  , &  $F''$  agissent dans le sens des vitesses  $\frac{dx}{dt}$  ,  $\frac{dy}{dt}$  , &c , ces deux forces tendent à faire tourner

en sens contraires ; en sorte que le résultat des moments de ces deux forces , est  $Fa - F''c'$ . Mais si les vitesses  $\frac{dx}{dt}$  ,  $\frac{dy}{dt}$  ,  $\frac{dz}{dt}$  , étoient appliquées en sens contraire , le point  $M$  ten-

droit à tourner autour de  $AX$ , en vertu de la vitesse  $\frac{dx}{dt}$ , & de la vitesse  $\frac{dz}{dt}$ , avec des forces  $\frac{m dx}{dt}$ ,  $\frac{m dz}{dt}$ , en appelant  $m$  la masse du point quelconque  $M$ ; & les moments de ces forces seroient  $\frac{m x dx}{dt} - \frac{m z dz}{dt}$ . Donc la somme des mo-

ments de celles de toutes les forces imprimées, qui tendent à faire tourner autour de  $AX$ , étant représentée par  $\int (F_a - F''c')$ ; & la somme des moments de ceux de tous les mouvements reçus, qui tendent à faire tourner autour du même axe, étant représentée par  $\int \frac{m(x dx - z dz)}{dt}$ ; il faut (645) que

$$\int (F_a - F''c') - \int \frac{m(x dx - z dz)}{dt} = 0, \text{ ou } \int (F_a - F''c') - \int \frac{m(x dx - z dz)}{dt}.$$

Par un raisonnement semblable, on trouvera pour les mouvements de rotation qui tendent à se faire autour de  $AY$ , l'équation  $\int (F_b - F''c) = \int \frac{m(y dy - x dx)}{dt}$ ; & pour les mou-

vements de rotation autour de  $AZ$ , l'équation  $\int (F_a' - F''b') = \int \frac{m(y dy - x dx)}{dt}$ ; & ces équations seront les seules néces-

saaires pour déterminer le mouvement initial d'un point quelconque  $M$  du corps ou du système, si ce corps est assujéti par l'un de ses points seulement qui alors est supposé le même que le point  $A$ , origine des  $x$ ,  $y$  &  $z$ .

Mais si le corps est libre, il faudra de plus (646) que  $\int F - \int \frac{m dx}{dt} = 0$ , ou  $\int F = \int \frac{m dx}{dt}$ ,  $\int F' = \int \frac{m dy}{dt}$ ,  $\int F'' = \int \frac{m dz}{dt}$ ; ces trois dernières équations détermineront le mouvement du centre de gravité.

648. Considérons maintenant l'état du corps après un temps quelconque  $t$ ; & supposons que les différentes parties, ou quelques-unes seulement, soient sollicitées à chaque instant par des forces accélératrices qui, dans le sens parallèle aux  $x$ ,  $y$  &  $z$ , soient représentées par  $f$ ,  $f'$ ,  $f''$ ; c'est-à-dire, (215) que  $f$ ,  $f'$ ,  $f''$  représentent la vitesse que chaque force engendreroit dans une seconde de temps, si elle agissoit comme une force accélératrice

constante pendant ce temps. Alors  $f dt, f' dt, f'' dt$  marqueront les vitesses que ces forces sont capables d'imprimer pendant l'instant  $dt$ ; &  $m'$  désignant la masse à laquelle ces forces accélératrices sont appliquées,  $m f dt, m f' dt, m f'' dt$  seront les forces que le corps reçoit par leur action. Or les vitesses de chaque particule du corps se changent (d'un instant quelconque au suivant) en  $\frac{dx}{dt} + d\left(\frac{dx}{dt}\right), \frac{dy}{dt} + d\left(\frac{dy}{dt}\right), \frac{dz}{dt} + d\left(\frac{dz}{dt}\right)$ , c'est-à-dire, que les vitesses que reçoit à chaque instant chaque particule du corps, par l'action des forces accélératrices, sont  $d\left(\frac{dx}{dt}\right), d\left(\frac{dy}{dt}\right), d\left(\frac{dz}{dt}\right)$ . Donc pour avoir l'état du mouvement, en vertu de ces forces, il n'y a autre chose à faire qu'à substituer dans les équations précédentes,  $m' f dt, m' f' dt, m' f'' dt$ , au lieu de  $F, F', F''$ ; &  $d\left(\frac{dx}{dt}\right), d\left(\frac{dy}{dt}\right), d\left(\frac{dz}{dt}\right)$  au lieu de  $\frac{dx}{dt}, \frac{dy}{dt}, \frac{dz}{dt}$ , en observant que  $a, a', b, b', c$  &  $c'$ , marquent alors des distances variables, & qui dépendent de la position du corps à chaque instant. Alors on aura pour les équations qui serviront à déterminer le mouvement d'un corps libre de figure quelconque, sollicité par tant & de telles forces que l'on voudra, les six équations suivantes.

$$f(fa - f''c') m' dt = fm \left[ z d\left(\frac{dx}{dt}\right) - x d\left(\frac{dz}{dt}\right) \right],$$

$$f(fb - f''c) m' dt = fm \left[ z d\left(\frac{dy}{dt}\right) - y d\left(\frac{dz}{dt}\right) \right],$$

$$f(fa' - f' b') m' dt = fm \left[ y d\left(\frac{dx}{dt}\right) - x d\left(\frac{dy}{dt}\right) \right],$$

$$f m' f dt - f m d\left(\frac{dx}{dt}\right) = 0, f m' f' dt - f m d\left(\frac{dy}{dt}\right) = 0,$$

$$f m' f'' dt - f m d\left(\frac{dz}{dt}\right) = 0, \text{ dont les trois premières seule-}$$

ment seront nécessaires si le corps ou système de corps est assujéti à tourner autour d'un point fixe  $A$ .

Il faut bien observer que les signes  $f$  qui entrent dans ces

équations, sont relatifs aux différens points de système, & ne sont point les signes d'intégration relativement aux variables qui expriment le mouvement de chaque point.

649. Si les forces accélératrices que nous venons de supposer agir à chaque instant sur le corps, sont nulles; c'est-à-dire, si le corps ne se meut qu'en vertu d'une ou de plusieurs impulsions primitives, alors les équations se réduisent à.....

$$\int m \left[ z d\left(\frac{dx}{dt}\right) - x d\left(\frac{dz}{dt}\right) \right] = 0, \int m \left[ z d\left(\frac{dy}{dt}\right) - y d\left(\frac{dz}{dt}\right) \right] = 0,$$

$$\int m \left[ y d\left(\frac{dx}{dt}\right) - x d\left(\frac{dy}{dt}\right) \right] = 0, \int m d\left(\frac{dx}{dt}\right) = 0,$$

$$\int m d\left(\frac{dy}{dt}\right) = 0, \int m d\left(\frac{dz}{dt}\right) = 0, \text{ dont les intégrales sont}$$

$$\int m \left( \frac{z dx - x dz}{dt} \right) = C, \int m \left( \frac{z dy - y dz}{dt} \right) = C' \dots$$

$$\int m \left( \frac{y dx - x dy}{dt} \right) = C'', \int m \frac{dx}{dt} = C''', \int m \frac{dy}{dt} = C''',$$

$$\int m \frac{dz}{dt} = C''', \text{ dans lesquelles les constantes } C, C', C'', \text{ ont pour}$$

valeur, les premiers membres des trois premières équations données (647); & les constantes  $C''', C''', C'''$ , ont pour valeur, la somme des forces qui ont été d'abord appliquées parallèlement à  $x, y$  &  $z$  respectivement; puisque  $\int m \frac{dx}{dt}$ , par exemple, exprimant la somme des produits de chaque particule du corps, par la vitesse que prend cette particule, doit être égal à toute la quantité de mouvement communiquée parallèlement à  $x$ , & ainsi des autres.

650. Voyons maintenant, plus particulièrement comment on doit employer ces formules pour déterminer le mouvement d'une partie quelconque du système, ou du corps; & supposons d'abord ce corps retenu seulement par un de ses points autour duquel il puisse d'ailleurs tourner dans tous les sens.

On observera 1° que les quantités  $x, y$  &  $z$  sont variables non-seulement pour chaque instant du mouvement, mais encore selon la position du point  $M$  dans le corps. 2° Dans les



quantités  $\frac{dx}{dt}$ ,  $\frac{dy}{dt}$ ,  $\frac{dz}{dt}$ , la position d'un même point  $M$ ,

dans le corps, est supposée invariable. Ainsi pour traiter nos équations relativement à ces différentes acceptions, il faut trouver pour  $x$ ,  $y$  &  $z$ , d'autres expressions où l'on puisse distinguer facilement ce qui caractérise la position d'un point quelconque  $M$ , dans le corps, & la position de ce corps au bout d'un temps quelconque.

Soit donc  $CD$  (*Fig. 161*) une droite qui passe par le point fixe  $C$  autour duquel le corps est supposé se mouvoir, & qui ait une position constante à l'égard des différents points de ce corps, mais qui soit mobile avec lui\* : nous appellerons cette droite, l'axe du corps. Soit  $C'Q$  la projection de cette droite sur le plan fixe  $XAY$ ;  $M$  un point quelconque du corps : concevons par  $CD$  un plan  $CC'KP$  perpendiculaire au plan  $XAY$ . Menons  $MP$  perpendiculaire à  $CD$ , &  $Mm$  perpendiculaire au plan  $CC'KP$ ; des points  $P$ ,  $m$ ,  $M$ , menons  $PK$ ,  $mQ$ ,  $MO$  perpendiculaire au plan  $XAY$ ; des points  $C$  &  $m$ , les lignes  $Cn$ ,  $mi$  perpendiculaires à  $PK$ ; du point  $Q$ , la ligne  $QS$  perpendiculaire à  $AY$ ; & des points  $C'$  &  $O$ , les lignes  $C'R$ ,  $Or$  parallèles à  $AY$ .

Cela posé, la ligne  $in$  sera la hauteur de  $M$  au-dessus du plan passant par  $C$  parallèlement à  $XAY$ , ou au-dessus de  $XAY$ , en supposant que le point  $A$  est sur le point  $C$ ; ainsi  $in = z$ . Pareillement la ligne  $Rr$  sera  $y$ , &  $C'R + rO$  sera  $x$ .

Soit  $PM = g$ ,  $CP = h$ ;  $g$  &  $h$  sont des quantités constantes pour un même point  $M$ , & variables pour différents points. Soit  $q$  l'angle que le plan  $CC'KP$  fait avec le plan  $ZAY$  ou l'angle  $QC'R$ ;  $s$  l'angle que  $CD$  fait avec le plan  $XAY$ , ou l'angle  $PCn$ ; enfin, soit  $r$  l'angle  $MPm$ ; & concevons par  $CD$  un plan  $CDE$  dont la position dans le corps soit fixe; nous appellerons ce plan, le méridien. Soit  $r'$  l'angle que ce méridien fait avec  $PM$ , angle qui est constant pour un même point  $M$ , & pour tous ceux qui seroient dans un même plan passant par  $CD$  & par  $M$ . Soit  $r''$  l'angle que ce même méridien fait au bout d'un temps quelconque  $t$  avec le plan  $CC'KP$ , ou l'angle

\* C'est pour rendre la figure plus distincte que nous prenons le point  $C$  différent du point  $A$ ; mais comme ce que nous allons dire, ne suppose aucune distance entre  $A$  &  $C$ , après le calcul fait, on supposera que le point  $A$  & le point  $C$  ne sont qu'un seul & même point.

de rotation de ce plan ou du point  $M$ , en supposant qu'au commencement du mouvement, le méridien fût dans le plan  $CC'KP$ ; on aura  $r' - r'' = r$ .

Dans le triangle rectangle  $PnM$ , on aura  $Pm = g \cos r$ ,  $Mm = g \sin r$ .  $QO$ . Le triangle rectangle  $Ptm$ , dans lequel l'angle  $mPt$  est égal à l'angle  $PCn$ , donne  $Pt = Pm \cos s = g \cos r \cos s$ ,  $mt = g \cos r \sin s = KQ$ . Le triangle rectangle  $PCn$  donne  $Cn = h \cos s = C'K$ , &  $Pn = h \sin s$ ; donc  $1^\circ$   $tn = Pn - Pt = h \sin s - g \cos r \cos s = \zeta$ .  $2^\circ$ . Le triangle rectangle  $QrO$ , dans lequel l'angle  $OQr$  est égal à l'angle  $QC'R$ , donne  $Qr = QO \cos q = g \sin r \cos q$ , &  $rO = g \sin r \sin q$ . Le triangle rectangle  $QC'R$  donne  $QR = C'Q \sin q = (C'K + KQ) \sin q = h \cos s \sin q + g \cos r \sin s \sin q$ , &  $C'R = h \cos s \cos q + g \cos r \sin s \cos q$ ; donc  $C'R + rO$ , ou  $x = h \cos s \cos q + g \cos r \sin s \cos q + g \sin r \sin q$ ; &  $R$  ou  $QR - Qr$ , ou  $y = h \cos s \sin q + g \cos r \sin s \sin q - g \sin r \cos q$ .

Donc lorsqu'on voudra déterminer le mouvement d'un corps de figure quelconque retenu par un point fixe seulement, & sollicité par telles forces que l'on voudra, il ne s'agira que de substituer, dans les formules données ci-dessus, au lieu de  $x$ ,  $y$  &  $\zeta$ , les valeurs qu'on vient de trouver, & intégrer les équations qui naîtront de ces substitutions.

Mais il faudra observer en même temps  $1^\circ$ . de substituer au lieu des distances que ci-dessus nous avons appelées  $a$ ,  $a'$ ,  $b$ ,  $b'$ , &c, leurs valeurs exprimées par les mêmes angles  $q$ ,  $s$ , &c. lorsque ces distances aux axes fixes qu'on a choisis d'abord, seront variables; or c'est ce qui sera toujours facile en imitant ce que nous venons de faire pour déterminer les distances  $x$ ,  $y$  &  $\zeta$ .

$2^\circ$ . Dans la substitution des valeurs de  $x$ ,  $y$ ,  $\zeta$  & leurs différences, on observera que  $h$  &  $g$  doivent être regardées comme constantes, & que la différentielle de  $r$  doit être prise en regardant  $r'$  seule comme variable; en sorte qu'au lieu de  $dr$ , on mettra  $dr'$  en vertu de l'équation  $r' - r'' = r$ ; enfin on mettra au lieu de  $r$ , sa valeur  $r' - r''$ . Alors les intégrations marquées par le signe  $\int$ , se feront en regardant  $r''$ ,  $g$  &  $h$  comme variables; & comme la nature du corps est censée connue, la relation des lignes  $g$  &  $h$ , & de l'angle  $r''$ , est censée donnée; en sorte que ces intégrations ne dépendront jamais que des méthodes du calcul intégral à une seule variable. On procédera ensuite à l'intégration des équations mêmes, en  $\gamma$ , regardant,  $r'$ ,  $q$ ,  $s$  &  $t$  comme variables.

651. Si le corps est libre, on imaginera que le point  $C$  est son centre de gravité; & comme (322) les mouvements de rotation se font autour de ce centre comme s'il étoit fixe, on aura les memes quantités à substituer dans les trois premières équations, pour déterminer les mouvements des parties à l'égard de trois plans mobiles passant par ce centre, & parallèles aux plans  $ZAX$ ,  $ZAY$ ,  $XAY$ . Et les trois dernières équations détermineront le mouvement de ce centre, en entendant alors par  $x$ ,  $y$  &  $z$ , dans ces équations, les distances  $AB$ ,  $BC'$ ,  $CC'$ .

652. Avant de parler de l'intégration des équations résultantes de ces substitutions, nous allons tirer quelques conséquences de ce qui précède.

En introduisant, comme nous venons de le faire, les angles  $q$ ,  $s$ ,  $r'$ , nous considérons le corps comme tournant autour de l'axe  $CD$ , tandis que cet axe lui-même tourne parallèlement au plan  $XAY$  & perpendiculairement à ce plan. Mais il peut arriver que quoique les forces appliquées à ce corps soient dirigées dans des plans différents, cependant il n'en résulte qu'un seul mouvement de rotation autour d'un axe fixe.

Pour déterminer les cas où cela arrive, & quel est alors l'axe, nous imaginerons que ce soit  $CD$ . On aura donc alors  $dq=0$  &  $ds=0$ . Ainsi, pour déterminer le mouvement, dans cette supposition, il suffira de substituer dans les équations du mouvement, les valeurs de  $x$ ,  $y$ ,  $z$ ,  $dx$ ,  $dy$ ,  $dz$  en y regardant  $q$  &  $s$  comme constantes. Ces équations, en observant que  $\sin^2 r + \cos^2 r = 1$ ,  $\sin^2 s + \cos^2 s = 1$ , &c, seront.....

$$\int m(-gh \sin r \cos q + gh \cos r \sin s \sin q - gg \cos s \sin q) \frac{dr'}{dt} = C$$

$$\int m(-gh \sin r \sin q - gh \cos r \sin s \cos q + gg \cos s \cos q) \frac{dr'}{dt} = C'$$

$$\int m(gg \sin s + gh \cos r \cos s) \frac{dr'}{dt} = C''.$$

Égalant donc les valeurs de  $\frac{dr'}{dt}$ , on aura  $C \int m (gg \sin s) + gh \cos r \cos s) = C'' \int m (-gh \sin r \cos q + gh \cos r \sin s \sin q - gg \cos s \sin q)$ , &  $C' \int m (gg \sin s + gh \cos r \cos s) = C'' \int m (-gh \sin r \sin q - gh \cos r \sin s \cos q + gg \cos s \cos q)$ . Or  $q$  &  $s$  devant être des constantes, il est visible que pour que cette condition ait lieu, tous les termes qui

Z

renferment  $r$ , doivent être zéro, puisque  $r$  renfermant  $r'$  ou le mouvement de rotation, varie en même-temps que  $r'$ ; il faut donc que  $smgh \sin r = 0$ , &  $\sin gh \cos r = 0$ ; ce qui réduit nos deux équations à  $C sm gg \sin s = C'' sm (-gg \cos s \sin q)$ , &  $C' sm (gg \sin s) = C'' sm gg \cos s \cos q$ , ou  $C \sin s = -C'' \cos s \sin q$ , &  $C' \sin s = C'' \cos s \cos q$ , qui donnent  $\tan q = -\frac{C}{C'}$ , &  $\tan s = -\frac{C'' \sin q}{C}$ . Substituant donc dans ces deux dernières équations, les valeurs de  $C$ ,  $C'$  &  $C''$ , déterminées par ce qui a été dit ci dessus (649), on aura les valeurs de  $s$  & de  $q$ , ou la position cherchée de l'axe  $CD$ , qui sera l'axe fixe de rotation si les deux équations  $smgh \sin r = 0$ , &  $smgh \cos r = 0$  ont lieu.

Si dans ces deux dernières équations on substitue au lieu de  $r$ , la valeur  $r' - r''$ , on aura  $smgh r' \cos r'' - smgh \sin r' \cos r = 0$ , &  $smgh \cos r' \cos r'' + smgh \sin r' \sin r'' = 0$ . Or comme ces équations doivent avoir lieu indépendamment de toute valeur particulière de l'angle de rotation  $r'$ , il est visible que chaque terme affecté de  $r'$  doit être zéro séparément, ce qui donne quatre équations, mais qui se réduisent aux deux suivantes  $smgh \sin r'' = 0$ , &  $smgh \cos r'' = 0$ , qui ne dépendent que de la figure du corps.

On voit donc que si la figure du corps est telle que ces deux équations ne puissent pas avoir lieu à la fois pour l'axe de rotation déterminé par les valeurs de  $\tan q$ , & de  $\tan s$ , cet axe ne sera point le seul axe de rotation. Alors pour avoir le mouvement au bout d'un temps quelconque, il faudra procéder à l'intégration des équations données (649), après y avoir substitué pour  $x$ ,  $y$ , &  $z$  leurs valeurs en  $a$ ,  $r'$ ,  $r''$  &  $s$ .

Mais si les deux équations  $smgh \sin r'' = 0$ , &  $smgh \cos r'' = 0$ , ont lieu à l'égard de cet axe, alors la vitesse de rotation  $\frac{dr'}{dt}$  sera constante & aura pour valeur  $\frac{C''}{smgg \sin s}$  ou  $\frac{C''}{\sin s smgg}$ , ainsi qu'il résulte de ce qui précède.

653. Quoiqu'il puisse souvent arriver que les deux équations  $smgh \sin r'' = 0$ , & c, n'aient pas lieu à l'égard de l'axe de rotation déterminé par les valeurs de  $q$  & de  $s$ , données ci-dessus, il y a néanmoins toujours dans quelque corps que ce soit, au moins trois axes relativement auxquels ces équations

peuvent avoir lieu ; c'est-à-dire , trois axes dont chacun a cette propriété , qu'un corps qui aura commencé à tourner autour de l'un , persévérera à tourner uniformément autour de ce même axe. Voici comment on peut les déterminer.

Supposant dans la figure 161 que le point *d* & le point quelconque *C* du corps , sont un seul & même point ; que *AX*, *AY*, *AZ*, sont trois axes fixes dans le corps ; & que *CD* est l'axe cherché : si l'on appelle *x'*, *y'*, *z'* les distances du point *d* à ces axes ; & que l'on appelle *q*, *s* & *r'* les angles *QC'R*, *PCn* & *MPm*, on aura évidemment pour *x'*, *y'*, *z'* les mêmes valeurs en *r''* qu'on a trouvées ci-dessus (650) en *r*, pour *x*, *y* & *z*. Et si de ces équations on tire les valeurs de *g sin r''*, *g cos r''* & de *h*, on aura  $g \sin r'' = x' \sin q - y' \cos q$ ,  $g \cos r'' = x' \cos q \sin s + y' \sin q \sin s - z' \cos s$ , &  $h = x' \cos q \cos s + y' \sin q \cos s + z' \sin s$ .

Substituant ces valeurs dans les équations  $fmgh \sin r'' = 0$ ,  $fmgh \cos r' = 0$ , on aura deux équations dans lesquelles si l'on fait  $fm x' x' = A$ ,  $fm y' y' = B$ ,  $fm z' z' = C$ ,  $fm x' y' = D$ ,  $fm x' z' = E$ ,  $fm y' z' = F$ ; *A*, *B*, *C*, &c, seront censées des quantités connues , parce qu'elles pourront et e déterminées par les méthodes ordinaires du calcul intégral. On divisera la première de ces équations par  $\cos s$ , & la seconde par  $\sin s \cos s$ , & ayant substitué pour  $\frac{\sin s}{\cos s}$ , sa valeur *tang s*, on tirera de la première la valeur de *tang s*, & de la seconde, celle de  $\frac{\text{tang } s}{1 - \text{tang}^2 s}$ , exprimées en *A*, *B*, *C*, &c, *sin q* & *cos q*. Substituant dans la seconde, au lieu de *tang s*, sa valeur tirée de la première, on aura une équation qui ne renfermera plus d'autre inconnue que *q* : & si dans celle-ci on observe de mettre *x* pour  $\sin^2 q + \cos^2 q$ , & enfin *tang q* au lieu de  $\frac{\sin q}{\cos q}$ , ou *cos q tang q* au lieu de *sin q* ; on aura enfin une équation du troisième degré, dont *tang q* sera l'inconnue : cette équation étant résolue donnera la valeur de *tang q*, & celle-ci fera connoître la valeur de *tang s*.

654. Donc si l'équation qui donne la valeur de *tang q* a trois racines réelles, il y aura, comme nous l'avons dit ci-dessus, trois axes de rotation uniforme. Or voici comment on peut s'assurer que *tang q* aura en effet trois valeurs réelles.

Z 2

Concevons les lignes  $ICG$  &  $CF$  perpendiculaires à  $CD$ , la première dans le plan  $CC'KP$ , & la seconde perpendiculaire à ce même plan : je dis que  $ICG$ , &  $CF$  seront les deux autres axes de rotation uniforme. En effet, les conditions nécessaires pour que  $CD$  soit un axe de rotation uniforme, sont que  $\int mgh \sin r'' = 0$ , &  $\int mgh \cos r'' = 0$ ; c'est-à-dire, que  $\int m \times Mm \times CP = 0$ , &  $\int m \times Pm \times CP = 0$ ; donc par la même raison, les conditions nécessaires pour que  $ICG$  soit un axe de rotation uniforme, sont que  $\int m \times Mm \times Pm = 0$ , &  $\int m \times CP \times Pm = 0$ ; & les conditions nécessaires pour que  $CF$  soit un axe de rotation uniforme, sont que  $\int m \times Pm \times Mm = 0$ , &  $\int m \times Mm \times CP = 0$ . Or, dans chacune de ces deux couples d'équation, il y en a une qui étant commune avec les deux équations relatives à l'axe  $CD$ , a déjà lieu. Il ne s'agit donc plus que de faire voir que l'équation  $\int m \times Pm \times Mm = 0$ , commune à ces deux couples d'équations, mais, qui ne leur est pas commune avec aucune des deux équations relatives à l'axe  $CD$ , est néanmoins une suite de ces deux-ci, ou, ce qui revient au même, que chacune de ces deux couples d'équations conduit à la même équation en  $q$ , que les deux équations relatives à l'axe  $CD$ .

Or, pour nous en convaincre, prenons les deux équations relatives à l'axe  $ICG$ , savoir  $\int m \times Pm \times CP = 0$ , &  $\int m \times Pm \times Mm = 0$ . En faisant attention aux valeurs trouvées ci-dessus pour  $Mm$ ,  $Pm$  &  $CP$ , on verra facilement que l'équation  $\int m \times Pm \times Mm = 0$ , est la même qu'on auroit si dans l'équation  $\int m \times Mm \times CP$ , on substituoit au lieu de  $s$ ,  $s + 90^\circ$ ; donc elle donnera pour  $\text{tang}(s + 90^\circ)$ , c'est-à-dire, pour  $-\cot s$  qui est la même chose, la même valeur que celle-ci donnoit, dans le cas de l'axe  $CD$ , pour  $\text{tang} s$ . A l'égard de l'équation  $\int m \times Pm \times CP = 0$ , comme elle est commune à l'axe  $ICG$  & à l'axe  $CD$ , elle donnera comme ci-devant la même valeur pour  $\frac{\text{tang} s}{1 - \text{tang}^2 s}$ , or cette dernière quantité est la même

que  $\frac{-\cot s}{1 - \cot^2 s}$ ; donc quand on substituera dans celle-ci pour  $-\cot s$  sa valeur, il est évident qu'on aura la même équation, que lorsque dans le cas précédent, on substituoit pour  $\text{tang} s$ , a valeur dans  $\frac{\text{tang} s}{1 - \text{tang}^2 s}$ ; donc on est toujours conduit à la

même équation, quel que soit celui des trois axes  $CD$ ,  $CF$ ,  $CG$  que l'on regarde comme axe de rotation uniforme; donc l'équation qui donne la valeur de  $\text{tang } q$ , détermine en même temps ces trois axes, par ses trois différentes racines.

Concluons donc de là, qu'à l'égard de tout axe de rotation uniforme, on a tout à-la fois  $smgh \sin r'' = 0$ ,  $smgh \cos r'' = 0$ , &  $smgg \sin r'' \cos r'' = 0$ .

On voit donc qu'il y a toujours au moins trois axes de rotation uniforme, dans quelque corps que ce soit; mais il peut y en avoir une infinité, dans un grand nombre de corps. Ces corps sont ceux dans lesquels les valeurs des quantités que nous avons représentées, ci-dessus par  $A$ ,  $B$ ,  $C$ , &c. sent telles que les équations  $smgh \sin r'' = 0$ ,  $smgh \cos r'' = 0$ , ont lieu, indépendamment de toute valeur de  $s$  ou de  $q$ .

655. Passons maintenant à la détermination des mouvements que peut prendre un corps attaché à un point fixe autour duquel il peut tourner dans tous les sens; c'est-à-dire, à l'intégration des équations données (648), après les substitutions prescrites (650). Pour rendre ces équations plus simples, nous supposerons que  $CD$  est un des axes de rotation uniforme, & nous chercherons quel peut être le mouvement de  $CD$ , & le mouvement autour de  $CD$ .

Nous nous bornerons aux corps dans lesquels  $smgg \sin^2 r'' = smgg \cos^2 r''$ ; c'est-à-dire, dans lesquels  $sm \times Mm^2 = sm \times PM^2$ , ce qui comprend tous les solides de révolution & une infinité d'autres.

Puisque nous prenons  $CD$ , pour un des axes de rotation uniforme, nous aurons donc  $smgh \sin r'' = 0$ ,  $smgh \cos r'' = 0$ ,  $smgg \sin r'' \cos r'' = 0$ . Donc 1<sup>o</sup> dans la substitution que l'on fera des valeurs de  $x$ ,  $y$  &  $z$ , en  $g$ ,  $h$ ,  $r$ ,  $s$  &  $q$ , on rejettera tous les termes où  $gh$  entrera; parce que  $\sin r$  étant égal à  $\sin r' \cos r'' - \sin r'' \cos r'$ ,  $smgh \sin r$  sera  $= \sin r' smgh \cos r'' - \cos r' smgh \sin r''$ , c'est à-dire  $= 0$ , on verra de même que  $smgh \cos r = 0$ .

2<sup>o</sup>. Puisque  $smgg \sin^2 r'' = smgg \cos^2 r''$ , on rejettera aussi tous les termes dans lesquels devra entrer  $\sin r \cos r$ ; car cette quantité étant  $\sin(r' - r'') \cos(r' - r'')$  ou  $\sin r' \cos r' \cos^2 r'' - \cos^2 r' \sin r'' \cos r' + \sin^2 r' \sin r'' \cos r'' - \sin r' \cos r' \sin^2 r''$ ,  $smgg \sin r \cos r$  sera zéro, puisque d'ailleurs (654) . . . .  $smgg \sin r'' \cos r''$  est zéro.

En supposant  $smgg \sin^2 r'' = Mkk$ , qui est censée une

quantité connue, & dans laquelle  $M$  marque la masse du corps, on pourra dans tous les termes où entrera  $smgg \sin^2 r$ , ainsi que dans ceux où entrera  $smgg \cos^2 r$ , substituer  $Mkk$ ; parce que  $smgg \sin^2 r = smgg(\sin^2 r \cos^2 r' - 2 \sin r' \cos r' \sin r'' \cos r'' + \sin^2 r'' \cos^2 r')$   $= \sin^2 r' \times Mkk + \cos^2 r' \times Mkk = Mkk$ . Enfin on fera  $smhh = MLL$ . Avec ces attentions les substitutions seront beaucoup plus promptes.

Supposons, maintenant, que les forces qui sollicitent le corps, sont la pesanteur perpendiculairement au plan  $XAY$ , & qu'il n'y ait pas d'autres forces qui fassent varier le mouvement primitivement imprimé. On aura  $f dt = 0$ ,  $f' dt = 0$ , &  $f'' dt = -p dt$ ;  $p$  étant la vitesse qu'un corps pesant acquiert en une seconde de temps, en tombant librement. Je mets le signe  $-$ , parce qu'en établissant (646) les équations du mouvement actuel, nous avons supposé que la vitesse  $f'' dt$  étoit dirigée dans le sens dans lequel les  $z$  tendent, au lieu qu'ici elle est dirigée en sens contraire. Supposons de plus que  $dt$  est constant; alors les équations données

$$(648) \text{ seront } sm'pc'dt = sm \left( \frac{z'd'dx - x'dd'z}{dt} \right), \text{ ou } p dt sm'c' = sm \frac{d(z'dx - x'dz)}{dt}, p dt sm'c = sm \frac{d(z'dy - y'dz)}{dt}, \& \\ 0 = sm \frac{d(y'dx - x'dy)}{dt}.$$

Avant de substituer pour  $x$ ,  $y$  &  $z$  leurs valeurs, déterminons  $sm'c$  &  $sm'c'$ .

Les quantités  $sm'c$  &  $sm'c'$ , étant la somme des produits des parties du corps, par leurs distances aux plans  $ZAY$  &  $ZAX$ , on peut (238) à la place de ces quantités, substituer le produit de la masse entière, par la distance de son centre de gravité à chacun de ces deux plans. Supposons, pour plus de simplicité, que ce centre de gravité soit en  $L$  sur l'axe même  $CD$ ; & concevons toujours que le point  $A$  est le même que le point  $C$ , abaïssons la perpendiculaire  $LI'$  sur le plan  $XAY$ , & de  $L'$ , la perpendiculaire  $L'L''$  sur  $C'R$ ; il faudra donc au lieu de  $sm'c$  &  $sm'c'$ , mettre  $M \times L'I'$ , &  $M \times C'L'$ . Or, en appelant  $a$  la distance  $CL$ , on aura  $CL' = a \cos s$ ,  $L'L'' = a \cos s \sin q$ , &  $C'L'' = a \cos s \cos q$ . D'après ces observations, si l'on exécute toutes les substitutions, on aura, après avoir divisé par  $M$ , les trois équations suivantes.....  
 $pa \cos s \cos q dt^2 = d(-ll ds \cos q) - lldq \sin s \cos s \sin q - kkdscosq$



$$+kkdq \sin s \sin q - 2kkdr \cos s \sin q) \dots (A).$$

$$pa \cos s \sin q dt = d(-llds \sin q + ll dq \sin s \cos s \cos q - kkds \sin q - kk dq \sin s \cos s \cos q + 2kkdr \cos s \cos q) \dots (B).$$

$$o = d(-lldq \cos^2 s - kk dq \sin^2 s - kk dq + 2kkdr \sin s) \dots (C).$$

Si après avoir multiplié la première par  $\sin q$ , on en retranche la seconde multipliée par  $\cos q$ , on aura.....

$$o = llds dq - llddq \sin s \cos s - lldqds \cos^2 s + llqds \sin^2 s + kkdsdq + kkddq \sin s \cos s + kk dqds \cos^2 s - kk dqds \sin^2 s - kk ddr \cos s + 2kkdr ds \sin s \dots (D).$$

Si après avoir multiplié la première par  $\cos q$ , on l'ajoute à la seconde multipliée par  $\sin q$ , on aura.....  
 $pa \cos s dt = -(ll + kk)dds + (kk - ll) dq^2 \sin s \cos s - 2kk dds \cos s$  (E).

Et l'équation (C) après la différentiation exécutée, donne  
 $o = -lld dq \cos^2 s + 2lldq ds \sin s \cos s - kk d dq \sin^2 s - 2kkdqds \sin s \cos s - kkddq + 2kkddr \sin s + 2kkdrds \cos s = o$  (F).

Si après avoir multiplié l'équation (D), par  $\cos s$ , on en retranche l'équation (F) multipliée par  $\sin s$ , on aura après avoir divisé par  $2kk$ ,  $ddq \sin s + dqds \cos s - ddr = o$ , dont l'intégrale est  $dr = dq \sin s + C dt$ . Et si l'on substitue pour  $dr$  cette valeur, dans l'intégrale de l'équation (C) qui est évidemment  $-lldq \cos^2 s - kk dq \sin^2 s - kk dq + 2kkdr \sin s = C' dt$ , on aura  $-(ll + kk) dq \cos^2 s + 2kk C dt \sin s = C' dt$ , ou  
 $dq = \frac{2kk C \sin s - C'}{(ll + kk \cos^2 s)} dt$ , & par conséquent.....  
 $dr = \frac{2kk C + (ll - kk) C \cos^2 s - C' \sin s}{(ll + kk) \cos^2 s} dt$ .

Il ne reste donc plus qu'à substituer ces valeurs dans l'équation (E), & intégrer l'équation en  $s$ ,  $ds$ ,  $dds$  &  $dt$  qui en résultera. Nous n'entrerons point dans ce détail, & nous nous bornerons au cas où la pesanteur est nulle.

656. Lorsque  $p = 0$ , les équations  $A$ ,  $B$ ,  $C$ , s'intègrent tout de suite, & donnent  $-llds \cos q - ll dq \sin s \cos s \sin q - kkds \cos q + kk dq \sin s \cos s \sin q - 2kkdr \cos s \sin q = C dt$ . (A')  
 $-llds \sin q + ll dq \sin s \cos s \cos q - kkds \sin q - kk dq \sin s \cos s \cos q + 2kkdr \cos s \cos q = C' dt$ ... (B').

$$-lldq \cos^2 s - kk dq \sin^2 s - kk dq + 2kkdr \sin s = C'' dt \dots (C')$$

Si après avoir multiplié la première par  $\cos q$ , on l'ajoute à la seconde multipliée par  $\sin q$ , on aura  $-(ll + kk) ds = (C \cos q + C' \sin q) dt \dots (E')$ .

Si après avoir multiplié la première par  $\sin q$ , on en retranche la seconde multipliée par  $\cos q$ , on aura  $\dots \dots \dots - (kk - ll) dq \sin s \cos s - 2kkdr \cos s = (C \sin q - C' \cos q) dt \dots (F')$ . Et si dans celle-ci, on met pour  $dr$  sa valeur tirée de l'équation  $C'$ , on aura  $-(kk + ll) dq \cos s - [(C \sin q - C' \cos q) \sin s - C'' \cos s] dt = 0 \dots (G)$ . Substituant pour  $dt$  la valeur tirée de l'équation  $E'$ , on a  $-dq (C \cos q + C' \sin q) \cos s + ds \sin s (C \sin q - C' \cos q) = C'' ds \cos s$ , dont l'intégrale est  $C''' - (C \sin q - C' \cos q) \cos s = C'' \sin s$ .

De cette équation on tirera facilement la valeur de  $\sin q$ , & celle de  $\sqrt{1 - \sin^2 q}$  ou de  $\cos q$ ; d'où il sera facile d'avoir  $dq$  exprimé en  $s$  &  $ds$ . Substituant dans l'équation  $E$ , on aura  $dt$  en  $s$  &  $ds$ , & en intégrant on aura  $t$ . Enfin mettant pour  $dt$  &  $dq$  leurs valeurs dans l'équation  $C'$ , on aura la valeur de  $dr$  en  $s$  &  $ds$ .

On peut simplifier beaucoup cette solution, par une considération qu'on peut appliquer avantageusement à l'intégration pour un corps de figure quelconque. C'est qu'on peut toujours supposer  $C = 0$ , &  $C' = 0$ ; parce qu'il est toujours possible de trouver deux axes à l'égard desquels les valeurs trouvées (649) pour  $C$  &  $C'$  soient zéro. En faisant cette supposition pour le cas présent, on aura  $1^\circ ds = 0$ , & par conséquent  $s$  constant,

$2^\circ dq = \frac{C'' dt}{kk + ll}$ , c'est-à-dire que la rotation autour de  $AZ$  est uniforme.  $3^\circ dr = \frac{ll - kk}{2kk} dq \sin s$ ; c'est-à-dire, que la

rotation autour de  $CD$  est aussi uniforme.

### Des oscillations des corps flottants.

657. EXAMINONS maintenant le mouvement du corps, lorsqu'il peut faire de très-petites oscillations dans tous les sens, sa figure étant d'ailleurs quelconque. Nous supposons que le point  $C$  (Fig. 161) est le centre de gravité; que  $CD$  fait à chaque instant un très-petit angle avec  $C'Q$ , qui en fait aussi un très-petit avec  $C'R$ ; & que l'angle de rotation  $r'$  est très-petit pendant tout le mouvement,

Si l'on reprend les valeurs que nous avons données (650) pour  $x, y$  &  $z$ , en  $s, q$  &  $r$ , & qu'on y suppose que  $s, q$  &  $r'$  soient de très-petits angles, ces valeurs se réduiront aux suivantes:  $x = h + g s \cos r'' - g q \sin r''$ ,  $y = h q - g r' \cos r'' + g \sin r''$ ,  $z = h s - g \cos r'' - g r' \sin r''$  en mettant  $s, q, r'$ , au lieu de  $\sin s, \sin q, \sin r'$ ; & au lieu de  $\cos s, \cos q, \cos r'$ , & négligeant les termes où entrent  $q s, q r', s r'$ . Si on substitue ces valeurs dans  $\int m (\dot{x} dx - x d\dot{x})$ ,  $\int m (\dot{y} dy - y d\dot{y})$  &  $\int m (y dx - x dy)$ , en observant de rejeter les termes où quelque-une des variables très petites  $s, q$  &  $r$  se trouveroit multipliée par sa différentielle, ou par celle de l'une ou l'autre des autres; que de plus on fasse  $\int m g \sin^2 r'' = A$ ,  $\int m g g \cos^2 r'' = B$ ,  $\int m g s \sin r'' \cos r'' = C$ ,  $\int m g h \sin r'' = D$ ,  $\int m g h \cos r'' = E$ , &  $\int m h = F$ , on aura.

$$\int m (\dot{x} dx - x d\dot{x}) = - B ds - F ds + C dq + D dr'$$

$$\int m (\dot{y} dy - y d\dot{y}) = - D ds - E dq + B dr' + A dr'$$

$$\int m (y dx - x dy) = C ds - A dq - F dq + E dr'.$$

Ainsi, en supposant  $dt$  constant, dans les équations données (648), & mettant les quantités  $\int m \left[ \dot{x} d \left( \frac{dx}{dt} \right) - x d \left( \frac{d\dot{x}}{dt} \right) \right]$ ,

&c, sous cette forme  $\int m \frac{d(\dot{x} dx - x d\dot{x})}{dt}$ , on aura après avoir multiplié par  $dt$ , & substitué les valeurs qu'on vient de trouver, on aura, dis-je, .....

$$\int m' (f a - f'' c') dt^2 = - B dds - F dds + C ddq + D ddr'$$

$$\int m' (f' b - f'' c) dt^2 = - D dds - E ddq + B ddr' + A ddr'$$

$$\int m' (f a' - f' b') dt^2 = C dds - A ddq - F ddq + E ddr',$$

équations qui conviennent à tous les mouvements où un corps de figure quelconque fait des oscillations infiniment petites dans tous les sens.

658. Pour appliquer ceci aux oscillations des corps flottants, il faut déterminer ce que sont alors les forces  $m' f' dt$ ,  $m' f'' dt$ ,  $m' f''' dt$ . Or nous avons démontré (345) que lorsqu'un corps solide est plongé dans un fluide, les forces qui le pressent horizontalement, se font équilibre; on aura donc (645).....  
 $\int m' (f a' - f' b') dt = 0$  & (314)  $\int m' f d\dot{x} = 0$ , &  $\int m' f' dt = 0$ .  
 Ces deux dernières équations font voir que le centre de gravité ne peut avoir d'autre mouvement qu'un mouvement vertical. Or il est aisé de démontrer d'après les principes donnés (345 & 408)

que non-seulement les forces  $m' f d t$  &  $m' f' d t$  se font équilibre entr'elles, mais encore que les forces  $m' f d t$  se font équilibre entr'elles, & qu'il en est de même des forces  $m' f' d t$ , donc  $\int m' f a d t = 0$ , &  $\int m' f' b d t = 0$ .

Reste donc à déterminer  $\int m' f' c' d t$  &  $\int m' f'' c d t$ , ainsi que  $\int m' f'' d t$  qui, en particulier, doit donner le mouvement vertical du centre de gravité. Or toutes les parties du corps sont sollicitées par la pesanteur avec des vitesses égales, chacune, à  $p d t$ ,  $p$  étant la vitesse que la pesanteur donne en une seconde de temps à un corps libre; ainsi toutes les forces des particules, en vertu de la pesanteur, se réduisent à une seule  $= M p d t$ . De plus, par la pression du fluide, le corps est poussé de bas en haut par une force égale au poids du volume de fluide déplacé; en sorte que si  $V'$  représente ce volume, pour un instant quelconque; & si l'on suppose que la densité du fluide soit à celle de  $M :: e : 1$ , on aura  $e V' p d t$  pour cette force, laquelle (344) passe par le centre de gravité de la partie submergée. On voit donc que le corps n'est soumis qu'à l'action de deux forces, toutes deux verticales, dont l'une  $M p d t$  passe par le centre de gravité de ce corps, & dont la seconde  $e V' p d t$  passe par le centre de gravité de la partie submergée. Donc la force qui sollicite le centre à descendre, est  $M p d t - e V' p d t$ , & par conséquent l'accroissement instantané de sa vitesse, est  $p d t - \frac{e V'}{M} p d t$  ou  $p d t \left( 1 - \frac{e V'}{M} \right)$ .

Donc 1° si l'on nomme  $y$  la quantité verticale très-petite dont le centre de gravité est descendu au bout du temps  $t$ , on aura  $p d t \left( 1 - \frac{e V'}{M} \right) = d \left( \frac{d y}{d t} \right) = \frac{d d y}{d t}$  à cause de  $d t$  constant.

2°. La somme des moments  $\int m' f' c' d t$ ,  $\int m' f'' c d t$  n'est autre chose ici que la différence des moments des deux forces  $M p d t$  &  $e V' p d t$  qui sont les seules qui agissent sur le corps; or comme nous considérons ici les moments par rapport à des axes qui passent par le centre de gravité, le moment de la force  $M p d t$  sera zéro; donc si l'on représente par  $k$  &  $k'$  les distances du centre de gravité de la partie submergée, au plan vertical passant par  $C R$ , & au plan vertical qui lui seroit perpendiculaire, on aura  $\int m' f' c' d t = k' e V' p d t$ , &  $\int m' f'' c d t = k e V' p d t$ ; reste donc à déterminer  $k$ ,  $k'$ , &  $V'$ .

## DE MATHÉMATIQUES. 363

Concevons que  $ARD'S$  (Fig. 162) soit la section du corps par le plan qui toucheroit la surface du fluide, c'est-à-dire, par le plan de flottaison : que  $C'$  soit la projection du centre de gravité de ce corps ;  $ACD'$  la direction de la projection de l'axe  $CD$  de la figure 161 ;  $RS$  perpendiculaire à  $AD$ . Soient  $G$  &  $G'$  les centres de gravité des espaces  $KD'S$ ,  $ARS$  ; & ayant mené les perpendiculaires  $LG$ ,  $LG'$ , sur  $AD'$  nous pouvons regarder  $CL$ ,  $LG$ ,  $C'L$ ,  $L'C'$  comme connues, puisque nous avons des méthodes pour les déterminer (261 & suiv.)

Soient pareillement  $g$  &  $g'$  les centres de gravité des espaces  $ARD'$ ,  $ASD'$  ; en abaissant les perpendiculaires  $gl$   $g'l'$  sur  $RS$ , on pourra regarder  $C'l$ ,  $C'l'$ ,  $gl$  &  $g'l'$ , comme connue.

Concevons que  $MΓN$  (Fig. 163) soit la section verticale du corps, par un plan passant par le centre de gravité  $C$  ;  $AD'$  la même ligne que dans la figure 162 ; & supposant que tant par la descente verticale du centre de gravité du corps, que par la rotation par laquelle ce même corps décrit le petit angle que nous avons appelé  $s$ , la surface de flottaison représentée par  $AD'$  devienne  $ad'$  ; si par le point  $i$  où cette ligne coupe la verticale  $CT$ , on conçoit le plan  $eq$  parallèle  $AD'$ , la partie plongée qui étoit  $ATD'$ , étant devenue  $atd'$ , sera  $ATD' + eAD'q - qid' + aie$  ; en sorte que  $eAD'q$  sera l'augmentation de ce volume submergé, due à la descente du centre de gravité du corps ; &  $qid' - aie$  sera la diminution qu'apporte à ce volume, la rotation par laquelle le corps décrit l'angle  $s$ . Or comme  $C'i$  est supposé une petite quantité, si l'on appelle  $S$  la surface  $ARD'S$  (Fig. 162) représentée par  $AD'$  (Fig. 163), on aura  $eAD'q = Sy$ .

À l'égard des onglets ou solides décrits pendant la rotation  $s$ , & représentés par  $aie$  &  $qid'$ , il est aisé de voir 1° que l'angle  $aie = qid' = s$  ; 2° qu'en nommant  $a$  &  $a'$  les distances  $C'L$ ,  $C'L'$ , &  $S$   $S''$  les surfaces  $RD'S$ ,  $RAS$  (Fig. 162), l'onglet  $qid'$  (Fig. 163) sera exprimé par  $a'S's$ , & l'onglet  $aie$ , par  $aS's$ . \* Donc si le corps n'avoit d'autre mouvement qu'un

\* Voici sur quoi est fondée cette évaluation du solide de l'onglet. Si l'on appelle  $y$  une ordonnée quelconque  $RD'S$  (Fig. 162), parallèle à  $RS$ , &  $dx$  la hauteur du petit trapèze élémentaire de cette surface ; & enfin  $s$ , l'arc très-petit décrit autour de  $RS$  par un point qui en seroit éloigné d'une quantité  $= 1$ , on aura  $sy$  pour le petit arc décrit par l'ordonnée  $y$ , &  $\frac{1}{2} y \times sy$  pour la surface du sec-

mouvement vertical commun à toutes les parties, & le mouvement de rotation  $s$ , le volume submergé seroit  $V' + Sy - aS's + aS''s$ ,  $V'$  étant la valeur de ce volume lorsque le corps n'a aucun mouvement. Mais puisque nous supposons que le corps tourne aussi autour de l'axe  $CD$  (Fig. 161), & décrit autour de cet axe un petit angle  $r$ , dans le temps  $t$ ; on verra de même en nommant  $b$  &  $b'$  les distances  $C'L, C'I'$  (Fig. 162), &  $s'$  &  $s''$  les surfaces  $ARD', ASD$ , on verra, dis-je, qu'en vertu de ce mouvement, le volume de la partie submergée, varie encore de la différence des deux onglets engendrés par ces deux surfaces, laquelle est exprimée par  $-b's'r + b's''r$ .

Quant à la rotation autour de l'axe vertical, celle par laquelle le corps décrit l'angle  $q$ , il est évident qu'elle n'occasionne aucun changement dans le volume de la partie submergée; donc enfin le volume submergé après le temps  $t$ , a pour valeur  $V' + Sy - aS's + aS''s - b's'r + b's''r$ . Déterminons maintenant  $k$  &  $k'$ .

Lorsque le corps est tranquille, le centre de gravité de la partie submergée est dans la ligne verticale qui passe par le centre de gravité  $C$  du corps (354). Soit donc alors  $C'$  ce premier centre; & supposons que lorsque  $a'd'$  est devenue la surface de flottaison, ce centre ait changé de place, & se trouve sous quelque point de la partie  $AC'S$  (Fig. 162); de manière que sa distance à  $CT$  (Fig. 163) mesurée dans le plan  $MTN$ , soit  $c't$ , & que sa distance au plan  $MTN$  soit  $g$ . Cela posé, (261) le moment  $aTd' \times c't$ , du volume  $aTd'$ , devant être égal à la somme des moments de ses parties déterminées ci-dessus, pris avec des signes convenables, sera composé du moment de  $eADq$ , pris négativement, plus le moment de  $ATD'$  qui est zéro, puisque son centre de gravité est en  $C''$ , plus le moment de  $qid'$ , plus le moment de  $aie$ . Or si l'on suppose que  $N$  (Fig. 152) soit le centre de gravité de la surface  $ARD'S$ , on pourra regarder ce point comme le centre de gravité du solide représenté par  $eAD'q$  (Fig. 163) dont

l'arc décrit en tournant; donc  $\frac{1}{2}y \times sy dx$ , sera le petit solide décrit par le trapèze  $ydx$ , & par conséquent  $\int \frac{1}{2}y \cdot sy dx$  ou  $s \int \frac{1}{2}y \cdot y dx$  sera l'onglet. Or  $\int \frac{1}{2}y \cdot y dx$  est la somme des moments de tous les trapèzes, par rapport à  $RS$ ,

& par conséquent (261) est égale à  $S \times a$ ; dont l'onglet est  $aSs$ . On voit par-là comment on peut démontrer fort simplement & généralement le Théorème du Père *Guldin*, dont ceci est un cas,

le moment à l'égard de  $CT$  sera, par conséquent,  $Sy \times CO$  ou  $Sly$ , en appelant  $CO, l$ .

Quant aux mouvements des parties  $qid'$  &  $aie$ ; d'après ce qui a été dit (359) on verra facilement que si l'on se représente les deux surfaces  $RD'S$  &  $RAS$ , comme composées de trapèzes dont les bases soient parallèles à  $AD$ , & que pour ces deux surfaces, on appelle  $N$  &  $N'$  la somme des produits de chaque trapèze par le  $\frac{1}{3}$  du quarté de sa base, ces deux moments seront exprimés par  $Ns$  &  $N's$ ; on aura donc  $aTd' \times c't$ , ou  $ATD' \times c''t$ , ou  $V \times c't = -Sly + Ns + N's$  & par conséquent  $c''t = \frac{-Sly + Ns + N's}{V'}$ .

A l'égard de la distance  $g$  du centre de gravité de la partie submergée, au plan  $MTN$ ; si l'on appelle  $l$  la distance  $ON$  (Fig. 162), & que pour les surf ces  $RD'S$ ,  $RAS$ , on marque par  $n$  &  $n'$  la moitié de la somme des produits des mêmes trapèzes que ci-devant, multipliés chacun par le produit de sa base & de la distance de cette base à  $AD$ , on trouvera facilement que  $g = \frac{Sl'y - ns + n's}{V'}$ .

Enfin si l'on cherche, de même, les mouvements qu'aura parallèlement & perpendiculairement au plan  $MTN$  dans des directions horizontales, le centre de gravité de la partie submergée, en vertu de la rotation  $r$  seule, on retrouvera pour le premier de ces mouvements . . . . .

$$\frac{-i'r' + i'r'}{V'}; \text{ \& pour le second } \frac{I'r' + I'r'}{V'}, \text{ en représentant}$$

par  $I, I', i, i'$ , les quantités qui, pour les surfaces  $ASD'$ ,  $ARD'$ , sont analogues à ce que  $N, N', n, n'$  sont pour les surfaces  $RD'S, RAS$ . Et si l'on fait attention aux sens dans lesquels chacun de ces quatre mouvements sont dirigés, on verra que le centre de gravité de la partie submergée s'éloigne de  $CT$  parallèlement au plan  $MTN$  dans le sens de  $D'A$  de

$$\text{la figure 162, d'une quantité } = \frac{-Sly + Ns + N's + i'r' - i'r'}{V'}$$

$$\text{\& perpendiculairement au même plan, \& dans le sens de } RS \text{ de la figure 162, d'une quantité } = \frac{Sl'y - ns + n's - I'r' - I'r'}{V'}$$

Mais dans ce même temps, le point  $C''$  de la ligne  $CC''$ , ou  $CT$ , dont la position est fixe dans le corps, s'éloigne en sens

contraire, par le mouvement angulaire  $s$ , d'une quantité  $\equiv CC' \times s$  ou  $hs$ , ce qui diminue d'autant la distance du centre de gravité de la partie submergée au plan vertical mené par le centre de gravité du corps, parallèlement à la première position de  $MIN$ ; cette distance sera par conséquent. . . .

$$-hs + \frac{-Sly + Ns + N's + Ir' - I'r'}{V'}$$

Pareillement, par le mouvement angulaire  $r'$ , ce point  $C''$  de la ligne  $CT$  se meut parallèlement à  $hS$  de la figure 161, & dans le sens de cette ligne, d'une quantité  $\equiv hr'$  qui augmente d'autant la distance du centre de gravité de la partie submergée au plan vertical passant par le centre de gravité, & perpendiculaire à la première position de  $MIN$ . Donc cette distance devient

$$hr' + \frac{Sly - ns + n's - Ir' - I'r'}{V'}$$

Mais si au lieu de supposer que lorsque  $r$  &  $s$  sont zéro, le centre de gravité de la partie submergée soit dans la ligne  $CC''$ , on suppose qu'il étoit éloigné du plan vertical passant par  $RS$ , d'une quantité très-petite  $\equiv g'$ , vers  $A$ ; & du plan vertical passant par  $AD$ , d'une quantité très-petite  $\equiv g''$ , vers  $S$ ; il est visible qu'on doit encore augmenter les deux distances qu'on vient de déterminer, des quantités  $g'$  &  $g''$ ; en sorte qu'on aura pour ces deux distances, les deux quantités . . . . .

$$g' - hs + \frac{-Sly + Ns + N's + Ir' - I'r'}{V'}$$

$$g'' + hr' + \frac{Sly - ns + n's - Ir' - I'r'}{V'}$$

Ce sont les distances du centre de gravité de la partie submergée, tant au plan  $CC'QP$  (Fig. 161) qu'au plan qui lui seroit perpendiculaire & passeroit par  $C''$ ; &  $h$  marque toujours la distance du centre de gravité du corps, au centre de gravité de la partie submergée lors de l'équilibre, parce que la distance de ces deux centres, dans le sens vertical, ne varie qu'infinitement peu.

Or à cause de l'angle très-petit  $q$ , les deux distances que nous venons de déterminer, peuvent être censées perpendiculaires à  $CR$  &  $C'B$ , & même, être les distances à ces lignes; parce que le centre de gravité de la partie submergée ne s'éloignant que très-peu de la ligne  $CC'$ , sa distance à  $C'Q$  ne peut différer de sa distance à  $C'R$ , que d'une quantité très-



petite par rapport à chacune de ces deux distances; donc les deux valeurs que nous venons de trouver, sont, ce que nous avons appelé  $k'$  &  $k$ , à cela près, qu'en les substituant, on doit les prendre négativement, parce qu'elles tombent de côtés opposés à ceux où  $k'$  &  $k$  ont été supposés dans la solution générale. Faisant donc toutes les substitutions qui résultent de tout ce que nous venons d'exposer, nous aurons pour déterminer le mouvement, les quatre équations suivantes en négligeant les termes où les variables  $q, r, s, y$ , seroient multipliées ou par elles-mêmes, ou entr'elles . . . . .

$$epdt^2(g'V' - hV's - Sly + Ns + N's + i'r - i'r') = -(B+F)dds + Cddq + Dddr'$$

$$epdt^2(g'V' + hV'r' + S'l'y - ns + n's - I'r - I'r') = -Ddds - Eddq + (A+B)ddr'$$

$$0 = Cdds - (A+F)ddq + Eddr'$$

$$\& pdt^2 \left[ 1 - \frac{e}{M} (V' + Sy - aS's + a'S''s - bs'r' + b's''r') \right] = ddy.$$

La troisième de ces équations donne  $Cdt = Cds - (A+F)dq + Edr'$ ; puis  $Ct + C' = Cs - (A+F)q + E'r'$ . Si de cette équation on tire la valeur de  $q$  pour la substituer dans les deux premières, on aura deux équations de cette forme  $dt^2(Py + Qs + Rr') = X'dds + T'ddr'$   $P, Q, R, X$  &  $T$ , étant des constantes; ces deux équations, avec la dernière, étant intégrées, donneront le mouvement du corps. Or nous avons vu (178) la méthode pour intégrer ces sortes d'équations; la question est donc réduite à un calcul connu.

659. Si le plan vertical qui passe par  $CD$ , divise le corps en deux parties égales & semblables, on aura  $l = 0, n = 0, n' = 0, I = I', i = i', D = \gamma, E = 0$ , & par conséquent (654)  $C = 0$ ; de plus  $bs' b' = b's''$ ; & supposant  $g' = 0$ , &  $g'' = 0$ , ainsi qu'on en est le maître, les quatre équations se réduiront à . . .

$$epdt^2(-hV's - Sly + Ns + N's) = -(B+F)dds$$

$$epdt^2(hV'r' - 2I'r) = (A+B)ddr'$$

$$0 = -(A+F)ddq$$

$$\& pdt^2 \left[ 1 - \frac{e}{M} (V' + Sy - aS's + a'S''s) \right] = ddy$$

$$\text{ou } pdt^2 \left[ 1 - \frac{e}{M} (V' + Sy - Sls) \right] = ddy, \text{ car par la pro}$$

priété des centres de gravité on a  $a S' - a' S'' = S l$ .

Ce sont là les équations qu'on doit intégrer pour déterminer convenablement le *Roulis* & le *Tangage* dans les vaisseaux. Arrêtons-nous-y un peu. La troisième équation fait voir qu'il n'y aura aucun mouvement horizontal sensible dans l'axe  $CD$ . En effet, elle donne ou  $A + F = 0$ , ou  $ddq = 0$ ; or  $A + F = 0$  ne peut jamais avoir lieu dans quelque cas que ce soit; on a donc  $ddq = 0$ . Cette équation intégrée, comme à l'ordinaire, donneroit  $dq = C dt$ , ou  $\frac{dq}{dt} = C$ ;

mais il est clair que  $C = 0$ , puisqu'autrement la vitesse horizontale étant constante, cela ne s'accorderoit pas avec la supposition de ses oscillations. On a donc  $dq = 0$ ; & par conséquent  $q = C'$ , constante qu'on peut toujours supposer = 0.

Cette valeur de  $q$  réduit la question de ces sortes de mouvements, à l'intégration des trois équations suivantes.

$$ep dt^2 [-h V' s - S l y + (N + N') s] = -(B + F) dd s$$

$$ep dt^2 (h V' r' - 2 I r') = (A + B) dd r'$$

$$p dt^2 \left[ 1 - \frac{e}{M} (V' + S y - S l s) \right] = dd y$$

La seconde de ces trois équations ne renfermant que  $r'$ , fait voir que le roulis est indépendant du tangage & des oscillations verticales du centre de gravité du navire; & les deux autres ne renfermant point  $r'$ , font voir que le tangage & le mouvement vertical du centre de gravité sont indépendants du roulis. La seconde équation étant multipliée par  $dr'$ , & intégrée, donne  $\frac{1}{2} ep dt^2 (h V' - 2 I) r'^2 + C dt = \frac{1}{2} (A + B) dr'^2$ , ou  $ep dt^2 (2 I - h V') (k k - r' r') = (A + B) dr'^2$ , en supposant que  $r' = k$ , lorsque  $\frac{dr'}{dt} = 0$ ; c'est-à-dire, au commencement ou à la fin d'une oscillation,  $k$  étant la plus grande valeur de  $r'$ ; on a donc  $dt \sqrt{\frac{pe(2I-hV')}{A+B}} = \frac{-dr' *}{\sqrt{kk-r'r'}}$

$$= \frac{-\frac{1}{k} dr'}{\sqrt{1 - \frac{r'r'}{kk}}}; \text{ donc (158) } \frac{r'}{k} = C' + \cos t \sqrt{\frac{pe(2I-hV')}{A+B}}$$

\* Je mets le signe —, parce que  $t$  croissant,  $r'$  diminue.

ou

ou bien (puisque  $r' = k$  lorsque  $\iota = 0$ )  $\frac{r'}{k} = \dots\dots\dots$

$$\cos \iota \sqrt{\frac{pe(2I - hV')}{A + B}}$$

Cette valeur de  $r'$  présente trois cas tant qu'on suppose  $h$  positif; c'est-à-dire, le centre de gravité du corps au-dessus de celui de la partie submergée: ou  $hV' = 2I$ : ou  $hV'$  est plus grand que  $2I$ , ou enfin, il est plus petit; si  $hV' = 2I$  ou si  $h = \frac{2I}{V'}$ , on a  $\frac{r'}{k} = \cos \iota \times 0 = 1$ ; c'est-à-dire,  $r' = k$ ; ce qui

indique que le corps ne fera point d'oscillations dans le sens des arcs  $r'$ ; mais qu'il demeurera dans l'inclinaison qu'on lui donnera. Or si l'on y fait attention, on verra que ce cas est celui où le centre de gravité seroit précisément au métacentre; car la valeur  $\frac{2I}{V'}$  revient à la même que nous avons

déterminée (359) pour la hauteur du métacentre. Donc, lorsque le centre de gravité sera sur le métacentre même, le vaisseau ne sera pas propre à porter la voile; il n'aura aucune disposition à revenir à l'état de l'équilibre, & pour peu que l'inclinaison augmente, il se renversera.

Si  $hV'$  est plus grand que  $2I$ , c'est-à-dire, si  $h$  est plus grand que  $\frac{2I}{V'}$ , la valeur de  $r'$  devient imaginaire, & fait voir que si petite qu'on suppose l'inclinaison, il y aura toujours renversement, puisque la supposition d'oscillations, même très-petites, conduit alors à une absurdité. Ce cas est celui où le centre de gravité seroit au-dessus du métacentre.

Mais si  $hV'$  est plus petit que  $2I$ , ou  $h$  plus petit que  $\frac{2I}{V'}$ , alors  $r'$  sera réel, & le roulis se fera avec d'autant plus de sûreté que  $h$  sera plus petit que  $\frac{2I}{V'}$ : la stabilité du vaisseau sera d'autant plus grande. Pour déterminer quelle est alors la durée des oscillations, on fera  $r' = 0$ , ce qui donnera . .

$$\cos \iota \sqrt{\frac{pe(2I - hV')}{A + B}} = \cos 90^\circ; \text{ ou (Géom. 153), en}$$

¶

A a

réduisant en degrés, & supposant que le rapport de  $c$  à 1 est celui de la circonférence du cercle à son diamètre.....

$$\cos \frac{360^\circ}{2c} \varepsilon \sqrt{\frac{p \varepsilon (2I - hV)}{A + B}} = \cos 90^\circ; \text{ donc. ....}$$

$$\frac{360^\circ}{2c} \varepsilon \sqrt{\frac{p \varepsilon (2I - hV)}{A + B}} = 90^\circ, \text{ ou } 2\varepsilon = c \sqrt{\frac{A + B}{p \varepsilon (2I - hV)'}}$$

pour la durée d'une oscillation entiere. On voit donc, que toutes choses d'ailleurs égales, les oscillations du roulis seront d'autant plus promptes, que le centre de gravité du navire sera plus au-dessous du métacentre.

Si l'on fait  $\frac{2I}{V} - h = h'$ ,  $h'$  sera la distance du centre de gravité au métacentre, & l'on aura  $2I - hV = h'V'$ , ce qui

donne  $2\varepsilon = c \sqrt{\frac{(A + B)}{p \varepsilon h'V'}}$ . Or le poids du volume de

fluide déplacé (343) étant égal au poids total  $M$  du navire,

on a  $\varepsilon V' = M$ ; donc  $2\varepsilon = c \sqrt{\frac{(A + B)}{p M h'}}$ ; d'où connois-

sant la distance  $h'$  du métacentre au centre de gravité, le poids total du navire, & la quantité  $A + B$  qui est la somme des produits de toutes les parties de la masse du vaisseau par les quarrés de leurs distances à l'axe mené par le centre de gravité parallèlement à la quille, il sera facile de connoître la durée des oscillations du roulis.

Comme  $\varepsilon$  n'entre point dans l'expression de  $2\varepsilon$ , on voit donc que les oscillations du roulis sont toutes de même durée, & indépendantes de l'étendue des arcs décrits, pourvu que ces arcs soient petits.

Si l'on veut connoître la longueur du pendule simple qui feroit les oscillations en même temps que le vaisseau fait les siennes; il n'y a qu'à égaler la valeur de  $2\varepsilon$  à celle qui a été trouvée (469), & on aura cette longueur que nous y avons

$$\text{appelée } a = \frac{A + B}{M h'}.$$

660. Nous n'avons considéré d'autres forces que la pesanteur, & la pression de l'eau sur la partie submergée de la carène. Si l'on vouloit encore considérer l'action du vent sur

les voiles, & la résistance de l'eau sur la partie de la carene exposée au choc, il est évident d'après tout ce qui précède, qu'il faudroit de plus, faire entrer dans les équations, la somme des moments des parties de ces forces qui tendent à faire tourner autour des mêmes axes que ci devant. Ainsi, si l'on appelle  $T, T', T''$  les surfaces qui, exposées au choc direct de l'eau, éprouveroient les mêmes résistances que le vaisseau éprouve perpendiculairement à la quille, parallèlement à la quille, & verticalement; on aura (395 & 404)  $neu^2 Tdc, neu^2 T'dt, neu^2 T'' dt$  pour ces forces,  $u$  étant la vitesse du vaisseau, &  $e$  la densité de l'eau. Pareillement si l'on appelle  $T'''$  la surface des voiles, &  $g$  l'angle d'incidence apparent du vent sur les voiles, on aura  $n'e' T''' u'^2 dt \sin^2 g$  pour l'action du vent perpendiculairement aux voiles,  $e'$  étant la densité de l'air, &  $u'$  la vitesse relative du vent. Et si l'on décompose cette action en trois autres, l'une perpendiculaire à la quille, la seconde parallèle à la quille, & la troisième verticale; on pourra, puisqu'on suppose l'inclinaison fort petite, négliger la force verticale, du moins en supposant toutes les voiles verticales; & nommant  $g'$  l'angle que les voiles font avec la quille, on aura  $n'e' T''' u'^2 dt \sin^2 g',$  &  $n'e' T''' u'^2 dt \sin^2 g \sin g'$  pour les forces perpendiculaires & parallèles à la quille. Donc, si pour la résistance de l'eau, on appelle  $X$  &  $X'$  les distances de la première force aux deux axes  $AY$  &  $AZ$  (Fig. 161) (le point  $A$  étant censé le même que le point  $C$ ); qu'on appelle de même,  $Y$  &  $Y'$ , les distances de la seconde force aux deux axes  $AX$  &  $AZ$ ;  $Z$  &  $Z'$  les distances de la troisième aux deux axes  $AY$  &  $AX$ ; qu'on appelle pareillement, pour le vent,  $X''$  &  $X'''$  les distances de la première force, &  $Y''$ ,  $Y'''$  les distances de la seconde aux mêmes axes, on pourra, à cause de la petitesse des angles  $q, r, s$ , regarder toutes ces distances comme constantes, & comme étant celles de ces mêmes forces, aux axes qui passeroient par le centre de gravité parallèlement à la quille, perpendiculairement à la quille dans le sens vertical, & perpendiculairement à la quille dans le sens horizontal. Alors en vertu de tout ce qui a été dit depuis le n° 657, & eu égard aux réductions indiquées (659) on aura . . . . .

$$\begin{aligned}
 & -neu^2 T' Y dt^2 + neu^2 T'' Z' dt^2 - n'e' T''' Y'' u'^2 \sin^2 g \sin g' dt^2 \\
 & + ep dt^2 [-hV's - S'l/y + (N + N')s] = -(B + F) dds \\
 & -neu^2 T X dt^2 + neu^2 T' Z dt^2 - n'e' T''' X'' \sin^2 g \cos g' dt^2
 \end{aligned}$$

A a 2

$$\begin{aligned}
 & + e p d t^2 (h V' r' - r I r') - (A+B) d d r' \\
 & n e u^2 T' Y' d t^2 - n e u^2 T X' d t^2 - n' e' u'^2 I''' Y''' \sin^2 g \sin g' d t^2 \\
 & - n' e' u'^2 T''' X''' \sin^2 g \cos g' d t^2 = -(A+F) d d q \\
 & - \frac{n e u^2 T''}{M} d t^2 + p d t^2 \left[ -\frac{e}{M} (V' + S y - S l s) \right] = d d y. \text{ Et}
 \end{aligned}$$

les quantités  $\frac{n' e' T''' u'^2 \sin^2 g \cos g' - n e u^2 T}{M} d t$  & . . . . .  
 $\frac{n' e' T''' u'^2 \sin^2 g \sin g' - n e u^2 T'}{M} d t$  seront les forces accélératrices du centre de gravité parallèlement & perpendiculairement à la quille.

Ce sont là les équations qui détermineront par quels degrés le vaisseau s'incline d'une petite quantité, dans tous les sens, tant par l'action des voiles que par la résistance de l'eau, & par la poussée verticale résultante de la pression seule. Mais les degrés par lesquels le vaisseau prend de l'inclinaison, ne sont pas tant ce qu'il importe de connoître que la mesure même de cette inclinaison, & des causes qui peuvent la produire jusqu'au moment où le vaisseau arrive à l'état d'uniformité. Or c'est ce qu'il est facile de déterminer à présent. En effet, quand le vaisseau est arrivé à l'état d'uniformité, il est visible que le mouvement de son centre de gravité ne recevant plus aucun changement, on doit avoir  $n' e' T''' u'^2 \sin^2 g \cos g' - n e u^2 T = 0$ ,

$n' e' T''' u'^2 \sin^2 g \sin g' - n e u^2 T' = 0$ ,  $d \left( \frac{d y}{d t} \right)$  (qui exprime l'accélération verticale du centre)  $= 0$ ; ou  $d d y = 0$ , puisque nous supposons  $d t$  constant; par la même raison on doit avoir  $d d r' = 0$ ,  $d d s = 0$ ,  $d d q = 0$ . Faisant donc ces suppositions dans les quatre équations que nous venons de trouver, & mettant au lieu de  $\frac{r I}{V'} - h$ , la quantité  $h'$  qui, comme nous

l'avons déjà vu, exprimera la distance du centre de gravité au métacentre; mettant aussi au lieu de  $e V'$ , la masse  $M$  du vaisseau, on aura, à l'aide de ces équations & des deux que nous venons de trouver, le rapport général entre la force du vent, la résistance de l'eau sur la carene, l'étendue des voiles, la figure de la carene, la situation du point vélique, le poids du vaisseau, la distance de son centre de gravité au métacentre, l'inclinaison dans le roulis, l'inclinaison

raison dans le tangage ; & la quantité dont le centre de gravité sera élevé par l'action combinée de la résistance de l'eau, & du vent ; en un mot, tout ce qui peut déterminer la stabilité du vaisseau.

Nous aurions bien désiré pouvoir nous livrer ici, aux conséquences également utiles & nombreuses qui résultent de ces équations, ainsi que des principes que nous avons exposés sur les mouvements de rotation. Mais de pareils détails ne peuvent être suffisamment exposés que dans un Traité particulier du Navire ; & les autres matières qui nous restent à traiter, ne nous permettent pas d'en rien dire davantage ici. C'est par cette même raison que nous ne nous arrêterons pas non plus à l'intégration des deux équations du n° 659, qui donnent les oscillations pour le tangage & celles du centre de gravité ; équations qui font voir que ces deux mouvements sont absolument dépendants l'un de l'autre ; & qu'ils ne seront simultanés que dans un très-petit nombre de cas ; en sorte qu'on doit regarder comme trop limité, ce que *M. Bouguer* a donné sur cet objet, puisqu'il y a supposé que ces deux mouvements étoient toujours simultanés. Au reste, comme cette matière est très-utile, nous espérons pouvoir nous en occuper plus particulièrement dans la suite.

### *De l'équilibre & du mouvement sur les plans.*

661. Si un corps *P* (*Fig.* 164) de figure quelconque, qui touche un plan *XZ* en un point quelconque *C*, est sollicité par une force unique ; il ne peut demeurer immobile sur ce plan qu'à ces deux conditions : 1° que la direction *AD* de la force unique qui le sollicite, sera perpendiculaire au plan *XZ* ; 2° que cette direction passera par le point *C*, où ce corps touche le plan.

A a 3

La nécessité de la première de ces deux conditions est évidente. Quant à la seconde, il est facile de voir qu'elle n'est pas moins nécessaire, puisque si la direction  $AD$  du corps  $P'$ , par exemple, quoique perpendiculaire au plan, ne passoit pas par le point d'attouchement  $C$ , la résistance du plan qui ne peut s'exercer que suivant la perpendiculaire au point  $C$ , ne seroit point directement opposée à la force  $AD$ , & ne pourroit par conséquent la détruire, même quand on la supposeroit égale à cette force.

662. Si le corps au lieu de ne toucher le plan que par un seul point, le touche par plusieurs points, ou par une surface plane (*Fig. 165 & 166*), alors il n'est pas indispensible que la force unique  $AD$  qui agit sur lui, passe par quelqu'un de ces points; mais il faut qu'elle soit perpendiculaire au plan, & qu'elle puisse être décomposée seulement en autant de forces perpendiculaires au plan, qu'il y a de points qui reposent sur ce plan, & qui passent par ces points. En sorte, par exemple, que si le corps  $P$  (*Fig. 165*) touchoit par deux points  $C$  &  $C'$ , & que la force  $AD$  ne se trouvât pas dans le plan qui passeroit par les perpendiculaires élevés au point  $C$  &  $C'$ , l'équilibre ne se-



roit pas possible, parce que la force  $AD$ , ne pourroit être décomposée en forces qui passassent par  $C$  &  $C'$ , sans qu'il en naquît une troisième qui ne seroit point soutenue.

663. Donc si un corps qui touche un plan en un ou plusieurs points, est sollicité par plusieurs forces dirigées comme on le voudra, il faut 1° que ces forces puissent être réduites à une seule qui soit perpendiculaire à ce plan. 2°. Que celle-ci, dans le cas où elle ne passe pas par un des points d'attouchement, puisse être décomposée en autant de forces qui lui soient parallèles, qu'il a de points d'attouchement; & que celles-ci passent, chacune, par un de ces points d'attouchement.

664. Si la force unique qui sollicite le corps, est la pesanteur, il faudra donc que le plan soit horizontal; & si la verticale menée par son centre de gravité, ne rencontre pas l'un des points touchants, il faudra du moins, qu'elle ne laisse pas tous ces points d'un même côté.

665. Donc si le corps n'est sollicité que par deux forces, il faudra 1° que ces deux forces soient dans un même plan: 2° que ce plan soit perpendiculaire à celui sur lequel

le corps appuie : 3° que la résultante qui doit toujours être perpendiculaire à ce dernier plan, ne laisse pas tous les points de contact, d'un même côté.

Et si de ces deux forces, l'une est la pesanteur, il faudra de plus, que ce plan soit vertical, & passe par le centre de gravité du corps.

666. Voyons maintenant quel rapport il doit y avoir, en général, entre deux forces qui tiennent un corps en équilibre sur un plan.

Soient  $CQ, CP$  (*Fig. 167*) les directions de ces deux forces; concevons que  $AB$  soit l'intersection du plan de ces deux forces avec celui sur lequel le corps appuie; & ayant mené la perpendiculaire  $CH$  sur  $AB$ ; imaginons sur cette ligne comme diagonale, & sur les directions  $CQ, CP$ , comme côtés, le parallélogramme  $CEDF$ . Pour que la résultante des deux forces  $Q$  &  $P$  soit dirigée suivant  $CD$  ou  $CH$ , il faut (223) que les deux forces  $Q$  &  $P$  soient entr'elles, comme  $CF$  est à  $CE$ ; & alors les deux forces  $Q$  &  $P$ , & la pression qu'elles exercent sur le plan, & que je représente par  $H$ , seront telles qu'on aura  $Q : P : H :: CF : CE : CD$ .

667. Selon ce qui a été dit (233) on

aura également  $Q : P : H :: \sin E C D : \sin F C D : \sin E C F$ .

668. De deux points  $A$  &  $B$  pris arbitrairement sur  $AB$ , menons  $AG$  &  $BG$  perpendiculaires sur les directions des deux forces  $Q$  &  $P$ . Le triangle  $ABG$ , aura ses côtés perpendiculaires sur ceux du triangle  $CDE$ , & lui sera par conséquent semblable (*Géom.* 111). On aura donc  $AG : BG : AB :: DE$  ou  $CF : CE : CD$ ; c'est-à-dire, (666) : :  $Q : P : H$ ; donc  $AG : BG : AB :: Q : P : H$ .

Mais (*Géom.* 299)  $AG : BG : AB :: \sin ABG : \sin BAG : \sin AGB$ ; donc  $Q : P : H :: \sin ABG : \sin BAG : \sin AGB$ . C'est-à-dire, que lorsque deux forces seulement, agissent sur un corps pour le tenir en équilibre sur un plan; si l'on conçoit deux autres plans auxquels ces deux forces soient perpendiculaires, ces deux forces & la pression sur le plan vertical, sont représentées, chacune, par le sinus de l'angle compris entre les plans auxquels les deux autres forces sont perpendiculaires.

669. Puisque les rapports que nous venons d'établir, ont lieu, de quelque nature que soient les deux forces  $P$  &  $Q$ , ils ont donc encore lieu, lorsque l'une des deux, la

force  $P$ , par exemple, est la pesanteur : alors le plan  $BG$  est horizontal.

670. De ce que (667)  $Q : P : H$  (Fig. 150) :  $:\sin ECD : \sin FCD : \sin ECF$ , on conclut  $Q : P : : \sin ECD \sin FCD$  ; ou :  $:\sin HCP : \sin HCQ$ , donc si connoissant le poids  $P$ , la puissance  $Q$ , & l'angle  $HCP$  que la direction du poids  $P$  fait avec la perpendiculaire au plan, on veut déterminer celui que la direction de la puissance  $Q$  doit faire avec la même perpendiculaire, on l'aura facilement par cette proportion, qui donne  $\sin HCQ = \frac{P \times \sin HCP}{Q}$ . Mais (Géom. 275) quand on détermine un angle par son sinus, on n'est pas fondé à prendre pour valeur de cet angle, l'angle même qu'on trouve par les tables, plutôt que son supplément : donc le même poids peut être soutenu sur le même plan, par la même puissance dirigée de deux manières différentes. Ces deux directions doivent donc être telles que les deux angles  $HCQ, HCQ$  qu'elles formeront avec la perpendiculaire  $CH$ , soient supplément l'un de l'autre ; or si l'on prolonge la perpendiculaire  $HC$ , vers  $I$ , le plus grand de ces deux angles  $HCQ$ , est supplément de  $QCI$  ; donc puisqu'il doit aussi être supplément du plus petit angle

$HCQ$ , il s'en suit que  $QCI$ , & le plus petit angle  $HCQ$ , sont égaux; donc les deux directions suivant lesquelles une même puissance peut soutenir un même poids, sur un même plan, sont également inclinées à l'égard de la perpendiculaire à ce plan, & par conséquent à l'égard de ce plan; & elles tombent toujours toutes deux du côté de la perpendiculaire au plan, opposé à celui où se trouve la direction de la pesanteur du corps.

671. Dans la même proportion  $Q : P :: \sin HCP : \sin HCQ$ , si l'on met au lieu de l'angle  $HCP$ , l'inclinaison  $ABG$  du plan, qui est égale à cet angle, ainsi qu'il est aisé de le voir, puisque ces deux angles sont complément des angles opposés au sommet  $BRP$ ,  $CRH$ , on aura  $Q : P :: \sin ABG : \sin HCQ$ , & par conséquent  $Q = \frac{P \times \sin ABG}{\sin HCQ}$ .

Donc l'inclinaison du plan, & le poids restant les mêmes, la puissance  $Q$  doit être d'autant plus petite que le sinus de son inclinaison à l'égard de la perpendiculaire est plus grand, donc puisque le plus grand de tous les sinus est celui de  $90^\circ$ , on peut dire que la direction selon laquelle une puissance a le moindre effort à faire pour soutenir un poids sur un plan incliné, est la direction parallèle à ce plan.

672. Dans ce cas, la proportion  $Q : P ::$

*sin*  $ABG$  : *sin*  $HCQ$  devient  $Q : P :: \sin ABG : 1$ , ou au rayon. Or si du point  $A$  (*Fig.* 169) on abaisse la perpendiculaire  $AL$  sur l'horizontale  $BG$ ; dans le triangle rectangle  $ALB$ , on a *sin*  $ABG : 1 :: AL : AB$ ; donc  $Q : P :: AL : AB$ ; c'est-à-dire, que lorsque la puissance est parallèle au plan, elle est au poids, comme la hauteur du plan est à sa longueur.

673. Si la direction de la puissance étoit horizontale (*Fig.* 170) l'angle  $HCQ$ , seroit égal à l'angle  $BAL$ , ainsi qu'il est aisé de le voir, on auroit donc alors  $Q : P :: \sin ABG$  ou *sin*  $ABL : \sin BAL$ ; c'est-à-dire, (*Géom.* 299)  $AL : BL$ ; donc quand la direction de la puissance est parallèle à la base du plan incliné, la puissance est au poids, comme la hauteur du plan est à la base.

En général, la proportion  $Q : P :: \sin ABG : \sin HCQ$  (*Fig.* 168) fait voir que la puissance sera toujours d'autant plus petite, que l'inclinaison du plan à l'horison sera plus petite, & qu'en même-tems, l'inclinaison de la puissance au plan sera plus petite; car plus cette dernière inclinaison sera petite, & plus l'angle  $HCQ$  qui en est le complément approchera de  $90^\circ$ .

Nous n'avons rien dit du point où la direction de la puissance doit être appliquée

au corps. Ce point n'est déterminé par d'autre condition, sinon que la direction de la puissance rencontre la verticale menée par le centre de gravité du corps, en un point d'où la perpendiculaire menée sur le plan, ait les conditions mentionnées (661 & suiv.). C'est par-là qu'on verra qu'une sphere homogène, ou d'une matiere uniforme, ne peut être soutenue sur un plan incliné, que lorsque la direction de la force qui doit la soutenir, passe par son centre de figure qui est en même-temps son centre de gravité.

674. Si au lieu d'opposer une seule puissance à l'action du poids, on en oppose plusieurs; alors tout ce que nous venons de dire de la puissance  $Q$ , devrait s'entendre de la résultante de ces puissances. Par exemple, si le corps  $P$  (Fig. 171) est soutenu sur le plan incliné par l'action combinée d'une puissance  $R$  & de la résistance d'un point fixe  $B$  auquel est appliquée la corde  $BOR$  qui embrasse ce corps; on imaginera par le point de concours  $S$  des deux cordons  $BH$ ,  $RD$ , une ligne  $SC$  qui divise en deux parties égales l'angle des deux cordons  $BH$ ,  $RD$ . Si cette ligne coupe la verticale menée par le centre de gravité de  $P$ , en un point  $C$ , duquel on puisse abaisser sur le plan, une perpendiculaire qui passe par le point d'attouchement

*H*, l'équilibre sera possible; & le rapport du poids *P*, à l'effort suivant *SC*, sera déterminé par ce qui précède. Quand au rapport de l'effort suivant *SC*, à la puissance *R*, il sera le même que dans la poulie mobile (624). Ainsi, si la puissance *R* est parallèle au plan, le poids *P* sera à la puissance *R*, comme la longueur du plan est à la moitié de sa hauteur; c'est-à-dire, que la puissance sera moitié moindre que si elle soutenoit sans le secours du point fixe *B*.

675. A l'égard de la pression totale qui s'exerce sur le plan, elle sera toujours facile à déterminer, par les rapports que nous venons d'établir. Quant aux pressions particulières qui en résultent sur chacun des points par lesquels le corps repose ou appuie sur le plan, elle est absolument indéterminée, si ce n'est dans le cas où le corps ne touche que par deux points: alors la pression totale se distribue à ces deux points, en raison inverse des distances de sa direction à ces deux mêmes points. Dans tout autre cas, il n'y a d'autres conditions pour les déterminer, sinon 1° que leur somme soit égale à la pression totale. 2° Que la somme de leurs moments pris par rapport à un axe perpendiculaire à la direction de cette pression totale, soit zéro; & qu'il en soit de même de la somme



des moments par rapport à un autre axe perpendiculaire au premier, ces deux axes passant d'ailleurs par un point de la direction de la pression totale. Ainsi quand un corps repose sur un plan par une surface plane, il n'y a aucune raison pour supposer que tous les points sur lesquels il repose, éprouvent des pressions égales, si ce n'est lorsqu'il a la figure d'un prisme ou d'un cylindre droit.

676. A l'égard des corps qui appuient sur plusieurs plans à la fois, soit en vertu d'une force unique, soit en vertu de plusieurs forces dans lesquelles nous comprenons leur pesanteur, la loi générale de leur équilibre est 1° que la résultante de toutes ces forces puisse être décomposée en autant de forces qu'il y a de points par lesquels le corps appuie : 2° que celles-ci soient perpendiculaires au plan qui touche le corps en ce point.

De-là, on conclura que pour qu'un corps qui n'est sollicité que par sa pesanteur, demeure en équilibre entre deux plans inclinés, il faut qu'il y ait dans la verticale qui passe par son centre de gravité, au moins un point duquel on puisse abaisser, sur chacun de ces plans, une perpendiculaire; & que chacune de ces perpendiculaires ait les conditions mentionnées (661 & suiv.). Que

par conséquent si l'un des deux plans est horizontal (*Fig. 172*), le corps ne peut demeurer en équilibre (abstraction faite du frottement) que dans le seul cas où la verticale menée par son centre de gravité passeroit par quelqu'un des points où il touche le plan horizontal, ou du moins dans le cas où tous ces points ne se trouveroient pas tous d'un même côté de cette verticale, & alors l'autre plan n'a rien à soutenir.

677. Ces principes suffisent pour déterminer les conditions de l'équilibre à l'aide des plans, dans toutes les circonstances. C'est par-là qu'on peut expliquer la force des voûtes, & en général, pourquoi les corps creux & dont la surface extérieure est convexe, ont plus de force pour résister à la compression, que si leur surface étoit plane. Par exemple, si un corps est composé de quatre parties *ABCD*, *CDFE*, *FEGH*, *ABGH* (*Fig. 173*) parfaitement dures, dont les courbures extérieures & intérieures soient circulaires & concentriques; & que suivant des directions tendantes au centre, on applique au centre de gravité de chaque partie, une même force; jamais, quelle que soit cette force, ces parties ne se sépareront les unes des autres. Car il est facile de voir que la force appliquée à chaque partie pourra  
 toujours

toujours être censé décomposée en deux autres, perpendiculaires aux deux faces planes de cette partie ; & alors on verra que d'une partie à sa voisine, il y a toujours deux forces égales & directement opposées, qui, par conséquent, se détruisent ; en sorte que toutes ces forces se font mutuellement équilibre.

Pareillement, si *EFGB*, *ABCD*, *HCKI* (*Fig. 174*) représentent trois vouffoirs consécutifs, ou trois parties consécutives d'une voûte ; on peut toujours imaginer de quelque point de la verticale menée par le centre de gravité de chacun, une perpendiculaire sur chacune des deux faces de ce vouffoir ; & comme il y a plusieurs points propres à remplir cette condition, il y en aura toujours un qui sera tel que la perpendiculaire menée sur une face sera directement opposée à la perpendiculaire menée sur cette même face, par quelque point de la verticale appartenant au vouffoir voisin ; or, en donnant à chaque vouffoir, un poids suffisant, on pourra toujours rendre égales les deux forces dirigées suivant ces perpendiculaires, & par conséquent mettre ces vouffoirs en équilibre ; il n'y'a que les deux vouffoirs dont une des faces sera horison-tale pour lesquels cette décomposition n'aura pas lieu, & qui, pour être retenus,

B b

exigeront une résistance horizontale.

678. Parlons maintenant du mouvement sur les plans, & en faisant encore abstraction du frottement.

Un corps qui est abandonné à sa propre pesanteur, & qui appuie une partie de sa surface sur un plan sans frottement, peut, généralement parlant, prendre deux sortes de mouvement; l'un qui sera commun à toutes les parties, & par lequel le centre de gravité glissera parallèlement au plan, & pourra aussi s'approcher ou s'éloigner du plan; l'autre par lequel toutes les parties tourneront autour de leur centre de gravité, de manière cependant que le corps touche toujours le plan en quelque point.

La règle générale pour savoir si le corps prendra, ou ne prendra pas quelque mouvement de rotation, en vertu de sa pesanteur, est d'examiner si la perpendiculaire menée du centre de gravité, sur le plan, rencontre quelqu'un des points par où le corps touche, ou ne les laisse pas tous d'un même côté. Si cette condition a lieu, il n'y aura pas de mouvement de rotation; parce que la pesanteur qui peut toujours être censée agir au centre de gravité même, pourra toujours y être décomposée en deux forces; l'une parallèle au plan, l'une per-

perpendiculaire à ce même plan. Or la seconde ayant les conditions requises (661 & *suiv.*) pour l'équilibre, sera nécessairement détruite. A l'égard de la première, puisqu'elle passe par le centre de gravité, elle doit se distribuer également à toutes les parties qui n'auront par conséquent, que des vitesses égales & parallèles au plan. Ainsi, pour le dire en passant, une sphere posée sur un plan incliné, y descendroit en glissant, & non en roulant, s'il n'y avoit point de frottement; parce que la perpendiculaire menée de son centre de gravité sur le plan, rencontre toujours la surface de cette sphere, au point où celle-ci touche le plan.

Mais si la perpendiculaire menée du centre de gravité sur le plan, ne rencontre aucun des points par lesquels le corps touche le plan; & si en même temps, elle les laisse tous d'un même côté; alors il y aura mouvement de rotation; parce que la résistance du plan qui s'exerce suivant la perpendiculaire au point de contact (ou suivant la perpendiculaire qui passe entre les points de contact, lorsqu'il y en a plusieurs) équivaut à une force qui pousseroit le corps suivant une direction parallèle & en sens contraire à celle selon laquelle il presse le plan; & comme, par la supposition, elle s'exerce

B b 2

suivant une ligne qui ne passe pas par le centre de gravité, elle ne peut manquer (321) de faire naître un mouvement de rotation.

679. Pour donner une idée de la manière dont on doit alors déterminer le mouvement du corps, prenons le cas où la perpendiculaire  $DA$  (Fig. 175) élevée au point de contact  $D$ , est dans un même plan avec la verticale menée par le centre de gravité  $G$ ; & supposons que ces deux lignes se rencontrent au point  $A$ , & que la figure du corps est telle que le mouvement de rotation autour de  $G$ , peut se faire autour d'un seul axe horizontal parallèle au plan. Nous pourrions supposer la pesanteur appliquée en  $A$ , & l'y décomposer en deux forces, l'une suivant une direction  $AZ$ , telle qu'elle puisse être reçue sans perte par le corps; l'autre suivant  $AD$ , & qui sera détruite. La force suivant  $AZ$  ne passant point par le centre de gravité, donnera (321) à ce centre, une vitesse  $Gz$  parallèle à  $AZ$ , & obligera en même temps les parties du corps de tourner autour de  $G$ . Déterminons l'une & l'autre de ces vitesses.

J'observe d'abord que si le point  $D$ , au lieu d'être le point d'attouchement d'une surface courbe étoit une pointe, ou sommet d'un angle moindre que  $180^\circ$ , il faudroit pour que le point  $D$  ne quittât pas le plan, que la quantité dont le centre de gravité  $G$ , & par conséquent toutes les parties, s'approchent perpendiculairement au plan, fût égale à celle dont le mouvement de rotation en éloigne le point  $G$ . Mais si la surface du corps est courbe, le point d'attouchement  $D$  changera de place, non-seulement sur le plan, mais encore sur la surface du corps; & si l'on suppose que le point  $i$  infiniment près de  $D$ , soit celui qui touchera le plan, dans l'instant suivant, & que par le point  $i$  on imagine la tangente  $ik$  rencontrée en  $k$ , par la perpendiculaire  $AD$ , il faudra que la quantité dont la nouvelle action de la pesanteur ramènera le centre vers le plan, soit égale à celle dont l'accélération survenue dans le mouvement de rotation, tend à en éloigner le point  $D$ , moins la quantité  $Dk$ .

Ce a posé, nommons  $DG$ ,  $z$ ; l'angle  $GDH$ ,  $y$ ; l'inclinaison  $\sphericalangle B K$  du plan  $DB$ ; à l'égard de l'horizon. Il est facile de voir qu'on aura  $DAG = i$ . Soit encore l'angle inclinaison  $DAZ = x$ , &  $v$  la vitesse de rotation d'un point

éloigné de  $G$  d'une quantité  $= 1$ . Dans le triangle  $AGD$ , on aura  $AG = \frac{Gd \sin GDA}{\sin GAD} = \frac{\zeta \cos y}{\sin i}$ . De  $G$ , menons sur  $AZ$  la perpendiculaire  $GI$ ; & dans le triangle rectangle  $AIG$  nous aurons  $GI = AG \times \sin GAI = \frac{\zeta \cos y \sin(x-i)}{\sin i}$ .

Soit  $p$  la vitesse que la pesanteur donne à un corps libre, en une seconde de temps;  $p dt$  sera celle qu'elle lui donne pendant l'instant  $dt$ . Concevons donc cette vitesse décomposée en deux autres suivant  $AZ$  &  $AD$ . Nous aurons pour la vitesse suivant  $AZ$ , & par conséquent pour  $G\zeta$ , la quantité  $\frac{p dt \sin i}{\sin x}$  (133); donc en nommant  $M$  la masse du corps,

$\frac{M p dt \sin i}{\sin x}$  sera la force suivant  $AZ$ . Donc (594) l'accroissement  $d v$  de la vitesse de rotation, résultant de cette force, sera  $d v = \frac{M p dt \sin i}{\sin x} \times \frac{GI}{\sum m r r}$ ,  $\sum m r r$  étant la somme des produits des particules du corps, par les quarrés de leurs distances à  $G$ . Mettant donc pour  $GI$  la valeur, on aura  $d v = \frac{M \zeta p dt \sin(x-i) \cos y}{\sin x \sum m r r}$ ; donc la vitesse de rotation

de  $D$  étant  $\zeta d v$ , le petit espace circulaire  $Dn$  ou  $\zeta d v d t$  décrit en vertu de cette vitesse, sera  $\frac{M \zeta^2 p dt^2 \sin(x-i) \cos y}{\sin x \sum m r r}$ .

Or tandis que le point  $D$  décrit l'arc  $Dn$ , il est facile de voir, en menant  $no$  perpendiculaire sur  $DA$ , qu'il s'éleve au-dessus du plan d'une quantité  $Do = Dn \times \frac{DH}{DG}$ ,  $GH$  étant la perpendiculaire menée de  $G$  sur le plan. Or  $\frac{DH}{DG} = \cos y$ ; donc  $Do = \frac{M \zeta^2 p dt^2 \sin(x-i) \cos^2 y}{\sin x \sum m r r}$ .

Déterminons  $Dk$ . Or  $Dk = Di \times \sin Di k = Di \times Di k$ , parce que l'angle  $Di k$  est infiniment petit. D'ailleurs  $Di k = i DH$ ; donc si l'on nomme  $Di$ ,  $ds$ , & l'angle  $i DH$ ,  $d\zeta'$  on aura  $Dk = ds d\zeta'$ . Donc la quantité dont le centre doit descendre perpendiculairement au plan, par la nouvelle accé-

l'ération de la pesanteur, pour que le point  $i$  touche le plan,

est  $\frac{M\zeta^2 p dt^2 \sin(x-i) \cos^2 y}{\sin x \sin r r} - ds dz'$ . Voyons donc quelle

est la quantité dont il descendra en effet. Décomposons la

vitesse  $G\zeta$ , en deux autres  $Gu$  &  $Gt$  parallèle & perpendi-

culaire au plan. Nous aurons  $Gu = G\zeta \sin \zeta$  &  $Gt = \frac{p dt \sin i}{\sin x} \times$

$\sin x = p dt \sin i$ , &  $Gt = G\zeta \sin u$  &  $G\zeta = G\zeta \cos DAZ =$

$\frac{p dt \cos x \sin i}{\sin x}$ . Donc le petit espace décrit en vertu de cette

vitesse, sera  $\frac{p dt^2 \cos x \sin i}{\sin x}$ . On aura donc  $\frac{n dt^2 \cos x \sin y}{\sin x} =$

$\frac{M\zeta^2 p dt^2 \sin(x-i) \cos^2 y}{\sin x \sin r r} - ds dz'$ . Mettant au lieu de

$\sin(x-i)$  sa valeur  $\sin x \cos i - \sin i \cos x$ , on tirera de cette

équation,  $\frac{\cos x}{\sin x} = \frac{M\zeta^2 p dt^2 \cos i \cos^2 y - ds dz' \sin r r}{p dt^2 \sin i \sin r r + M\zeta^2 p dt^2 \sin i \cos^2 y}$ .

Substituant cette valeur dans celle de  $dv$ , après avoir mis dans

celle-ci, pour  $\sin(x-i)$ , sa valeur  $\sin x \cos i - \sin i \cos x$ ,

on aura  $dv = \frac{M\zeta \cos y}{dt} \left( \frac{p dt^2 \cos i + ds dz'}{\sin r r + M\zeta^2 \cos^2 y} \right)$ .

Soit  $GL$  une ligne fixe dans le corps; celle, par exemple,

qui au commencement du mouvement étoit perpendiculaire au

plan. Nommons  $n$  l'angle  $LGH$  qu'elle forme actuellement

avec la perpendiculaire au plan;  $n$  sera donc l'angle de rota-

tion. Nommons  $q$  l'angle  $LGD$ . Nous aurons  $DGH = n - q$ ,

&  $y = 90^\circ - n - q$ , ce qui donne  $\cos y = \sin(n - q)$ ; de plus,

selon ce qu'on a vu (78), on aura  $dz' = -dy + dq$ .

Concevons que du rayon  $Gi$  on ait décrit l'arc  $il$ , le

triangle  $Dil$  semblable à  $GHD$ , donnera  $Di : Dl :: DG :$

$DH :: 1 : \cos y$ , &  $Dl : il :: DH : GH :: \cos y : \sin y$ ; c'est-à-

dire, qu'on aura  $ds : -dz' :: 1 : \cos y$  &  $dy : z dq :: \cos y :$

$\sin y$ ; donc  $ds = \frac{-dz'}{\cos y}$  &  $dy \sin y = z dq \cos y$ . Or par la

nature du corps, on aura la valeur de  $z$  en  $q$ ; de plus, on a

$dv = d \left( \frac{dn}{dt} \right) = \frac{ddn}{dt}$ , en supposant  $dt$  constant; substi-

tuant pour  $ds$ ,  $dy$ ,  $dv$ ,  $dz'$ ,  $y$  &  $z$  ces valeurs, on aura une



équation qui ne renfermera que  $n, q, ddn, dq$  &  $dt$ . Enfin l'équation  $ds = -\frac{dz}{\cos y} = \frac{-dz}{\sin(n-q)}$  donnant  $\sin(n-q) = \frac{-dz}{ds}$ , donnera  $n$  en  $q$ , puisque  $dz$  &  $ds$  ne renfermeront pas d'autre angle que  $q$ . On aura donc enfin une équation qui ne renfermera d'autres variables que  $q$  &  $t$ , & dans laquelle si l'on fait  $dt = y' dq$ , ce qui donnera à cause de  $dt$  constant,  $ddq = \frac{-dy' dq}{y'}$ , on aura une équation qui s'intégrera par la méthode donnée (163). Ayant trouvé la valeur de  $y'$  en  $q$ , on aura en intégrant l'équation  $dt = y' dq$ , la valeur de  $t$  en  $q$  ou de  $q$  en  $t$ ; celle-ci donnera la valeur de  $dz$  &  $ds$  en  $t$ ; & l'équation  $\cos y = \frac{-dz}{ds}$  donnera  $y$  en  $t$ ; alors on aura aisément la distance du centre de gravité  $G$  au plan  $BD$ .

Enfin la valeur  $p dt \sin i$  qu'on a trouvée pour l'accroissement  $Gz$  de la vitesse parallèle au plan, faisant voir que le centre de gravité se meut parallèlement au plan d'un mouvement uniformément accéléré, comme si le corps ne tournoit pas, il sera facile d'avoir au bout d'un temps quelconque  $t$ , la position du corps. Et si le plan est horizontal, alors la vitesse du centre de gravité parallèlement à ce plan, sera zéro; c'est-à-dire; que ce centre descendra dans une ligne verticale.

680. Si le corps tournoit sur une pointe ou sur un angle, alors on auroit  $ds = 0$ ;  $z$  seroit constant, ainsi que  $q$ ; ainsi, on auroit  $dy = -dn$ , & par conséquent  $ddn = -ddy$ . La valeur de  $dv$ , en menant au lieu de  $dv$ , sa valeur  $\frac{d \cdot dn}{dt}$  ou  $\frac{-ddy}{dt}$ , seroit donc  $\frac{-ddy}{dt} = \frac{Mz \cos y \cdot p dt \cos i}{\sin rr + Mz^2 \cos^2 y}$  ou  $ddy = \frac{Mz p dt^2 \cos y \cos i}{\sin rr + Mz^2 - Mz^2 \sin^2 y}$ , équation dont chaque membre s'intègre facilement en multipliant par  $-dy$  (133).

681. Si la figure & la position initiale du corps sont telles qu'en descendant le long du plan incliné, ses balancements ne puissent être que très-petits, alors voici comment on les déterminera,

B b 4

Soit  $CGR$  (*Fig. 176*) une perpendiculaire à la surface courbe du corps, menée par le centre de gravité  $G$ . Quand le poids  $R$  sera arrivé sur le plan,  $CR$  sera perpendiculaire au plan; le mouvement de rotation cessera d'être accéléré, pour être ensuite retardé. Soit  $C$  le point où la perpendiculaire actuelle  $DC$ , rencontre  $CR$ . Comme l'arc  $DR$  est supposé fort petit, on peut regarder  $CR$  &  $DC$ , comme étant, chacun, le rayon de la développée en  $R$ ; ainsi  $RC$  ou  $GC$  sont censés connus (77); je suppose  $GC = a$ . De plus, l'angle  $DCR$  ou  $RGH = RGL - HGL$ ; or  $HGL$  est la quantité dont le corps a déjà tourné, &  $RGL$  est celle dont il aura tourné quand le point  $R$  sera sur le plan; soit  $n'$  cette dernière quantité, on aura  $RC D$  ou  $GCD = n' - n$ . Or dans le triangle  $CGD$ , on a  $GD : CG :: \sin GCD : \sin GDC :: GCD : \sin GDC$ , à cause de l'angle  $GCD$  très-petit; donc  $\chi \cos y = a(n' - n)$ .

Mettons donc pour  $d\nu$ , sa valeur  $\frac{a dn}{dt}$ ; pour  $\chi \cos y$ , la

valeur que nous venons de trouver; omettons dans le dénominateur de la valeur de  $d\nu$ , le terme  $M\chi^2 \cos^2 y$  qui est incomparablement plus petit que celui qui l'accompagne; & dans le numérateur omettons le terme  $ds d\zeta'$ , parce que l'arc  $s$  étant supposé très-petit,  $ds d\zeta'$ , est incomparablement plus petit que le terme  $p dt^2 \cos i$ ; & nous aurons

$$d dn = \frac{Ma(n' - n) p dt^2 \cos i}{f m r r}; \text{ équation qui étant multi-}$$

pliée par  $dn$ , & intégrée, avec cette attention que lorsque  $\frac{dn}{dt} = 0$ , on ait  $n = 0$ , donnera  $dn^2 = \frac{M a p dt^2 \cos i}{f m r r} (2 n' n - n^2)$ ,

$$\text{\& par conséquent } dt \sqrt{\frac{M a p \cos i}{f m r r}} = \frac{dn}{\sqrt{2 n' n - n^2}} =$$

$$\frac{dn}{\sqrt{n'^2 - (n' - n)^2}} = \frac{1}{n'} \frac{dn}{\sqrt{1 - \left(\frac{n' - n}{n'}\right)^2}}. \text{ Intégrant de}$$

nouveau (15<sup>e</sup>), & ayant égard à ce que lorsque  $n = 0$  on doit avoir  $t = 0$ , on a  $\frac{n' - n}{n'} = \cos t \sqrt{\frac{M a p \cos i}{f m r r}}$ . Donc enfin

$$n = n' \left(1 - \cos t \sqrt{\frac{M a p \cos i}{f m r r}}\right); \text{ ou bien en réduisant en}$$

degrés, & représentant par  $1 : c$  le rapport du diamètre à la circonférence, on a  $n = n' \left( 1 - \cos t \times \frac{180^\circ}{c} \sqrt{\frac{M a p \cos i}{f m r r}} \right)$ .

Si l'on suppose  $n = n'$ , pour avoir la durée de la demi-oscillation, on aura  $1 - \cos t \times \frac{180^\circ}{c} \sqrt{\frac{M a p \cos i}{f m r r}} = 1$ ,

& par conséquent  $\cos t \times \frac{180^\circ}{c} \sqrt{\frac{M a p \cos i}{f m r r}} = 0 = \cos 90^\circ$ ;

dont  $t = \frac{c}{2} \sqrt{\frac{f m r r}{M a p \cos i}}$ .

Tant que la quantité  $a$  qui représente la hauteur du point  $C$  de concours des perpendiculaires infiniment proches, au-dessus du centre de gravité, sera positive, la valeur de  $t$  sera réelle : le corps pourra donc faire des oscillations infiniment petites, si le point touchant  $D$ , au commencement du mouvement, a été mis fort près du point  $R$ . Mais si  $a$  est négatif, c'est-à-dire, si le point  $C$  se trouve au-dessous du centre de gravité, la valeur de  $t$  sera imaginaire ; & par conséquent il n'y auroit point d'oscillations infiniment petites.

682. Au reste, quoique nous ayons supposé que la perpendiculaire au point touchant étoit dans un même plan avec la verticale menée par le centre de gravité, on n'en résoudroit pas moins la question par les mêmes principes, si ces deux lignes n'étoient pas dans un même plan, ayant égard, toutefois, à ce que le corps peut alors prendre trois mouvements de rotation, & à ce qui a été dit (645 & suiv.).

683. Si le corps avoit reçu, au commencement, une impulsion finie tendante à l'approcher du plan, on détermineroit son mouvement initial, sans faire aucune attention à la pesanteur dont l'effet, dans un instant, est nul à l'égard de toute impulsion finie ; & la condition qui détermineroit ce mouvement initial, seroit que la vitesse du centre de gravité perpendiculairement au plan, fût égale à la vitesse avec laquelle le point touchant tend, en vertu de la rotation qu'il prendra, à s'écarter du plan perpendiculairement.

684. Si la surface sur laquelle le corps descend, au lieu d'être plane, étoit une surface courbe, on auroit encore facilement la solution d'après les mêmes principes :  $i$  marqueroit un angle variable, dont la loi seroit donnée par la na-

ture de cette surface courbe : & la quantité dont le centre de gravité accélérerait son mouvement perpendiculairement à la surface courbe sur laquelle le corps descend, seroit égale à la même quantité que ci-devant (679), moins ou plus l'angle de contingence de cette surface multiplié par l'élément de la courbe que trace le point de contact; moins ou plus, dis-je, selon que cette surface seroit concave ou convexe.

685. Si le plan lui-même étoit mobile; alors il faudroit que la quantité dont s'accélère le mouvement du centre de gravité perpendiculairement au plan, fût égale à la même quantité que ci-devant, plus à celle dont l'accélération du mouvement du plan, entraîne perpendiculairement ce plan. Par exemple, si le plan, ou le corps quelconque terminé par la surface plane  $BD$  (Fig. 177) ne peut que glisser le long de l'hoïson  $BK$ , en nommant  $x'$  l'espace qu'il parcourt,  $ddx'$  sera celui qu'il parcourt en vertu de la pression qu'exerce sur  $BD$  le corps qui tombe le long de  $BD$ ; & il est facile de voir qu'en vertu de ce mouvement le plan  $BD$  se fera éloigné de sa première position, dans le sens perpendiculaire, d'une quantité égale à  $ddx' \sin i$ ; donc il faudra égaler la quantité dont le centre de gravité descend perpendiculairement au plan, par l'accélération, l'égalier, dis-je, à la même quantité que ci-devant (679) augmentée de  $ddx' \sin i$ .

De plus, comme la cause qui fait mouvoir le plan naît de la force suivant la perpendiculaire  $AD$ , force qui, en suivant les mêmes principes qu'àu n° 679, & conservant toujours les

mêmes dénominations, sera 
$$= \frac{M p d t \sin (x - i)}{\sin x}$$

$M p d t \left( \cos i - \frac{\sin i \cos x}{\sin x} \right)$ ; si l'on décompose celle-ci en

force perpendiculaire & force parallèle à  $BK$ , on aura pour la force parallèle à  $BK$ ,  $M p d t \sin i \left( \cos i - \frac{\sin i \cos x}{\sin x} \right)$ ;

c'est celle que reçoit le corps dont  $BD$  est la surface; donc si l'on appelle  $M'$  la masse de ce corps, on aura.....

$\frac{M}{M'} p d t \sin i \left( \cos i - \frac{\sin i \cos x}{\sin x} \right)$  pour l'accroissement de la

vitesse du plan parallèlement à  $BK$ ; donc.....

$\frac{M}{M'} p d t \sin i \left( \cos i - \frac{\sin i \cos x}{\sin x} \right) = \frac{d d x'}{d t}$  fera l'équation

qui déterminera le mouvement du plan, en mettant pour  $\frac{\cos x}{\sin x}$  sa valeur trouvée (679). On voit par là comment on peut déterminer le mouvement d'un corps qui glisse & roule en même temps sur une surface mobile ou immobile.

### *Du Frottement.*

686. LA surface des corps, même les plus polis, est hérissée d'un très-grand nombre d'éminences ou aspérités, & criblée de plusieurs cavités, qu'on appelle *Pores*. Lorsqu'un corps repose sur un autre, les parties saillantes de l'un pénètrent dans les pores ou parties rentrantes de l'autre; & on ne peut dégager les unes des autres, qu'en employant une certaine force.

La résistance qui naît de cette propriété des corps, est ce qu'on appelle la force du *frottement*. On distingue deux sortes de frottement: celui qui a lieu, lorsqu'une des surfaces doit simplement glisser sur l'autre; & celui qui a lieu, lorsqu'une des surfaces, ou toutes deux, doivent se mouvoir en tournant; tel est le frottement des roues, sur le terrain. La résistance provenant de cette seconde espèce de frottement, est beaucoup moindre que la première; parce que ce mouvement de rotation contribue, en partie, à dégager les aspérités.

Si les éminences dont la surface des corps est couverte, étoient parfaitement dures, & parfaitement liées à la surface, il faudroit, pour vaincre le frottement, soulever la masse. Et si elles étoient parfaitement flexibles, il n'y auroit aucune résistance, aucun frottement. Mais comme elles ne sont ni parfaitement dures, ni parfaitement flexibles, il s'ensuit 1° que la résistance du frottement vient en partie de la difficulté de fléchir les aspérités, en partie de la nécessité de soulever un peu le corps. 2° Que les aspérités n'ayant qu'un certain degré d'adhérence à la surface, lorsque la force nécessaire pour faire glisser, surpassera ce degré d'adhérence, les aspérités céderont à cette force, se briseront, & les surfaces s'useront. Ainsi, l'effet du frottement dans les machines, est non-seulement d'absorber une partie de la force motrice, mais encore d'accélérer la destruction des machines.

Il paroît très-difficile, pour ne pas dire impossible, d'établir des règles générales suffisamment exactes, pour déterminer le frottement. En effet, on conçoit aisément que cette résistance doit varier selon le tissu & la nature des surfaces, objets susceptibles d'autant de variétés qu'il y a de matières différentes. Elle doit varier selon le degré

de dureté des surfaces frottantes, & leur flexibilité; selon que les parties saillantes seront d'une figure & de dimensions plus ou moins propres à pénétrer dans les pores; selon que la pression qui applique les surfaces l'une à l'autre, fera plus ou moins grande; selon que cette pression aura agi plus ou moins long-temps; car les parties des surfaces ayant toujours une certaine flexibilité, les parties saillantes s'engageront plus ou moins profondément, si, par un plus long séjour, elles ont plus le temps d'écartier ou élargir les pores dans lesquels elles tendent à pénétrer.

C'est à l'expérience seule qu'il appartient de nous éclairer sur ces faits; de nous apprendre jusqu'à quel point chacune de ces causes contribue à la résistance du frottement. Les connoissances que l'expérience a données jusqu'ici, ne sont point encore ni aussi parfaites, ni aussi nombreuses qu'il seroit à désirer: néanmoins elles peuvent être utiles en beaucoup d'occasions. Nous allons les exposer, ainsi que la méthode de les appliquer au calcul des effets du frottement dans diverses especes de machines & de mouvements.

687. 1°. Lorsque les surfaces qui doivent glisser l'une sur l'autre sont de même

matiere, la résistance du frottement, toutes choses d'ailleurs égales, est plus grande que lorsqu'elles sont de matieres différentes. Ainsi deux bois de différente espee auront moins de difficulté à se mouvoir l'un sur l'autre, que deux bois de même espee : le fer frotera moins sur le cuivre, que le fer sur le fer, ou le cuivre sur le cuivre.

2°. Plus les surfaces sont raboteuses, ou moins elles ont été préparées & polies, plus la résistance du frottement est grande. On peut donc diminuer cette résistance, en polissant les surfaces, ou en bouchant autant qu'on le peut, les pores, avec quelque matiere telle que l'huile, le favon, la graisse, &c ; en un mot, avec quelque matiere qui, en bouchant les pores, ne fasse pas contracter une nouvelle adhérence aux surfaces.

3°. Quoique l'étendue des surfaces semble devoir contribuer sensiblement à faire varier le frottement; cependant il paroît par un grand nombre d'expériences que cette étendue n'y contribue que pour très-peu de chose; en sorte qu'on n'éprouve, communément, pas plus de difficulté à traîner un corps sur une de ses faces que sur l'autre, quoiqu'elles soient différentes en étendue,



pourvu que le poli soit le même. Il faut cependant en excepter les cas où le corps repose par une pointe : alors le frottement est plus considérable , parce que les aspérités s'engagent plus profondément , que lorsque le corps reposant par plusieurs points , il s'en trouve , parmi ceux-ci , qui s'opposent à l'enfoncement.

4°. C'est principalement de la pression , que dépend la résistance du frottement , en sorte que cette résistance paroît augmenter proportionnellement à la pression. C'est-à-dire , qu'on éprouve deux fois plus de résistance pour vaincre le frottement , lorsque le corps est deux fois plus pesant , ou lorsque la force qui applique la surface contre une autre surface , est deux fois plus grande.

5°. Néanmoins , le temps pendant lequel les deux surfaces sont appliquées , soit par leur pesanteur , soit par toute autre force , contribue beaucoup à faire varier la résistance du frottement ; mais l'expérience n'a pas encore déterminé comment cette résistance augmente eu égard au temps ; d'ailleurs on sent assez que l'augmentation due à cette cause doit avoir des limites , & que ces limites varieront suivant la nature des surfaces frottantes.

6°. Pour les surfaces de même matière, frottant sur une même matière quelconque, lorsque le poli est le même ou que ces surfaces ont été préparées également, le frottement est sensiblement le même ; & il est une partie déterminée de la pression, en sorte que pour certaines matières, il est le tiers de la pression ; pour d'autres, il en est le quart, & ainsi de suite.

La raison que l'on donne assez ordinairement pour expliquer pourquoi le frottement ne dépend pas de la grandeur des surfaces, est que si le nombre des points de la surface frottante est plus considérable, la force qui presse chacun, en est d'autant plus petite, & *vice-versâ* ; chaque éminence pénètre donc d'autant moins ou d'autant plus les cavités : en sorte que s'il y a un plus grand nombre d'éminences à dégager, on n'a à les dégager que d'une quantité d'autant moindre ; & par conséquent, dit-on, il doit toujours y avoir le même effort à faire.

Mais cette conclusion suppose que l'effort que l'on a à faire pour dégager les parties, est proportionnel (à nombre égal) à la quantité dont elles sont engagées ; supposition qui ne paroît admissible que lorsque la quantité dont elles s'engagent, est  
très-petite,

très-petite, même à l'égard de la profondeur des cavités. Aussi l'expérience ne fait-elle pas voir que le frottement soit bien exactement proportionnel à la pression seule; le frottement des corps pointus forme une exception qui confirme la remarque que nous faisons. Et la pente que l'on donne au plan ou chantier sur lequel on construit les vaisseaux, forme encore une exception remarquable, puisque, pour les mettre en état d'aller à l'eau, cette pente ne va quelquefois qu'à six lignes par pied; ce qui est beaucoup au-dessous de ce que l'expérience donne sur la plupart des matières, où cette pente est communément de 15 à 18°. Il y a donc bien lieu de croire qu'ici, les surfaces entrent pour beaucoup dans le frottement.

688. Après ces observations sur ce que l'on fait du frottement, par le secours de l'expérience; voyons comment, lorsqu'une fois on a déterminé la quantité du frottement sur une espèce de matière connue, on peut en conclure l'effet qu'elle produira sur une machine ou sur un mouvement proposé. Nous regarderons le frottement comme proportionnel à la pression seule.

Prenons pour premier exemple le poids  $P$ ,  
C c

(Fig. 178) posé sur le plan horizontal  $AB$ , & tiré par le poids  $Q$ , parallèlement à  $AB$ . Supposons que le corps  $Q$  n'ait précisément que le poids nécessaire pour mettre le corps  $P$  sur le point de glisser. Voyons quel rapport il doit y avoir entre le poids  $Q$  & la force du frottement.

Du centre de gravité  $G$  du corps  $P$ , menons la perpendiculaire  $GH$  sur le plan  $AB$ . La pesanteur sollicite le corps  $P$ , suivant  $GH$ , tandis qu'il est sollicité par le corps  $Q$ , suivant  $KD$  qui rencontre  $GH$  en  $K$ . Du concours de ces deux forces, il en résulte un effort suivant une ligne quelconque  $KI$ , qui rencontre en  $I$  le plan horizontal; & cet effort doit être détruit, puisqu'on suppose que le corps  $P$  n'est que sur le point de se mouvoir. Concevons l'effort suivant  $KI$  ou  $KIZ$ , appliqué au point  $I$ , & décomposé en deux, l'un perpendiculaire au plan, l'autre suivant la direction du plan; il est facile de voir que ces efforts seront absolument les mêmes que ceux qui étoient dirigés suivant  $KH$ , & suivant  $KD$ . De plus, le premier de ces efforts sera, évidemment, détruit, du moins s'il rencontre le plan  $AB$  en quelque point  $I$  qui lui soit commun avec la surface du corps. A l'égard du second, comme il est suivant la di-

rection même du frottement , il ne sera détruit qu'autant qu'il sera précisément égal à la force du frottement ; ainsi , il faut que  $Q$  soit précisément égal à la force du frottement.

On voit par-là, comment on peut s'y prendre pour déterminer la valeur du frottement : on prendra successivement pour  $Q$ , différents poids jusqu'à ce qu'on en ait rencontré un qui mette le corps  $P$  sur le point de se mouvoir. Mais pour ne point comprendre dans l'évaluation du frottement du corps  $P$ , des effets étrangers à celui qu'on cherche ; il faudra avoir soin 1°. Que la poulie  $D$  soit très-mobile , & que le cordon  $KDQ$  soit le plus flexible que faire se pourra. 2°. D'attacher le cordon  $C$  en un point  $C$  le plus près de la surface  $AB$  qu'il sera possible : la nécessité de cette attention vient de ce que toutes choses d'ailleurs égales , le point  $I$  où l'effort suivant  $KI$  rencontre la surface  $AB$ , s'approchera d'autant plus de l'extrémité  $S$  de la base du corps , & même de tomber hors de cette base , que le point  $C$  sera plus élevé au-dessus du plan. Or dans le cas où le point  $I$  tomberoit hors de la base , l'effort perpendiculaire au plan n'étant point totalement détruit, il en résulteroit ( 321 ) un mouvement de rotation

C c 2

dans le corps. Et le frottement que l'on détermineroit alors, pourroit différer beaucoup de celui qu'on cherche, c'est-à-dire, de celui qui empêche le mouvement pour glisser, puisque le corps tournant alors sur une pointe, éprouveroit un frottement beaucoup plus considérable. Au lieu qu'en prenant le point *C* très-près du plan *AB*, le point *I* fera toujours très-près du point *H*, & l'on aura d'autant moins à craindre que toute la pression ne se rassemble au seul point *S*.

689. Si le poids *Q* est supérieur à la force du frottement, alors le poids *P* sera mu. Si le frottement se faisoit sentir sur les corps en mouvement, de la même manière que sur les corps qui sont seulement sur le point de se mouvoir, alors il seroit facile de déterminer le mouvement de *P* & de *Q* au bout d'un temps quelconque *t*. En effet, si par exemple, le frottement étoit à la pression, qui est ici le poids du corps *P*, dans un rapport constant pendant toute la durée du mouvement, *p dt* étant la vitesse que donne la pesanteur en un

instant,  $P p dt$  seroit la pression, &  $\frac{n}{m} P p dt$  seroit la force

du frottement, en supposant que la pression est au frottement comme  $m:n$ . Ainsi, la pesanteur donnant à *Q* la quantité de mouvement  $Q p dt$ , il ne lui en resteroit pour agir efficacement

sur *P*, que la quantité  $Q p dt - \frac{n}{m} P p dt$ , laquelle étant par-

tagée comme on l'a fait (386), donneroit 
$$Q p dt - \frac{n}{m} P p dt$$

$$\frac{P + Q}{}$$

pour la vitesse d'accélération de *Q*, qui seroit donc mu d'un mouvement uniformément accéléré, puisque, par la suppo-

tion,  $Qp - \frac{n}{m} Pp$  est une quantité constante. On auroit

$\frac{P+Q}{P+Q}$   
 donc pour la vitesse au bout d'un temps quelconque  $t$ , la quantité  $\frac{Qp - \frac{n}{m} Pp}{P+Q} t$ ; d'où il sera facile de conclure l'espace

parcouru. Mais il y a apparence que le frottement n'est pas constant, quand les corps sont en mouvement, & qu'il doit dépendre beaucoup de la vitesse; or l'expérience n'a pas encore fait connoître quelle est la loi du frottement eu égard à la vitesse.

690. Considérons maintenant un poids posé sur un plan incliné, & retenu par le seul effet du frottement. L'action de la pesanteur dirigée suivant la verticale  $GZ$  (Fig. 179) qui passe par le centre de gravité  $G$  du corps  $P$ , rencontrant en  $I$  l'un des points de la surface  $AB$  du plan, doit s'y décomposer en deux efforts, l'un perpendiculaire au plan, l'autre suivant le plan. Le premier sera détruit si le point  $I$  n'est pas hors de la base  $RS$ ; & le second pour être détruit, doit être égal à la force du frottement. Or il est facile de voir en formant le parallélogramme  $ILZH$ , que si  $IZ$  représente le poids du corps,  $IH$  sera la pression, &  $IL$  la force du frottement; donc puisque les triangles semblables  $ILZ$ ,  $ABC$  donnent  $IL : LZ$  ou  $IH :: BC : AC$ , on voit que la force du frottement doit être à la

pression, comme la hauteur du plan est à sa base. On voit pareillement que  $IL : IZ :: BC : AC$ , c'est-à-dire, que la force du frottement est au poids même du corps, comme la hauteur du plan est à sa longueur.

Ces principes peuvent aussi servir à déterminer le frottement sur différentes surfaces; on élèvera successivement le plan  $AB$  jusqu'à ce que le corps  $P$  soit sur le point de glisser; alors mesurant la hauteur & la base, on aura le rapport de la force du frottement à la pression. Mais il faudra observer d'y employer pour  $P$  des corps dont le centre de gravité soit très-peu élevé au dessus du plan; afin que le point  $I$  où la verticale  $GZ$  rencontre le plan, ne sorte pas hors de la base  $RS$ , & ne passe pas même au point  $R$ ; car alors le frottement qu'on auroit à vaincre étant celui d'un corps qui frotte par une pointe, seroit beaucoup plus considérable que celui dont il s'agit.

Par-là, & par ce qui a été observé (678) on voit que ce qui a été dit par plusieurs Auteurs, savoir, qu'un corps posé sur un plan incliné, doit culbuter lorsque la verticale menée par son centre de gravité, ne rencontre pas la base par laquelle il s'appuie, doit s'entendre du cas où il y a du frottement; lorsqu'il n'y a pas de frottement, les condi-



tions pour que le corps se renverse, sont différentes (678).

691. Par ces deux exemples on voit qu'ayant égard au frottement, la condition pour qu'un corps demeure en équilibre sur une surface proposée, & de maniere à être dans l'état le plus prochain du mouvement, est que la force unique qui agit sur lui, lorsqu'il n'y en a qu'une, ou la résultante de toutes les forces qui agissent sur lui, ait à l'égard de la surface sur laquelle il doit glisser, une inclinaison  $GIS$ , ou  $ZIL$  (Fig. 179) telle que l'on ait  $IL : LZ$  comme la force du frottement est à la pression; or (Géom. 296)  $IL : LZ :: 1 : \text{tang } LIZ$ , 1 étant le rayon des Tables; donc l'inclinaison  $LIZ$  doit être telle que le rayon soit à la tangente de cette inclinaison, comme la force du frottement, est à la pression; donc si une fois on a déterminé le rapport de la force du frottement, à la pression, il sera toujours facile de déterminer quelle inclinaison doit avoir la résultante de toutes les forces qui agissent sur le corps, pour que ce corps soit dans l'état d'équilibre le plus prochain du mouvement. Dorénavant nous appellerons cet angle  $LIZ$ , l'angle du frottement. Cet angle est donc différent, suivant les différentes especes de matieres; suivant qu'elles ont été

plus ou moins préparées ou polies , &c. Si le frottement est le tiers de la pression , ainsi que cela a lieu , à-peu-près , dans un assez grand nombre de matieres qui ont été passablement applanies , la tangente de *LIZ* fera triple du rayon ; or l'angle dont la tangente est triple du rayon , est de  $71^{\circ} 34'$  ; ce fera donc là l'angle du frottement pour ces fortes de matieres.

692. C'est d'après cette observation qu'on peut déterminer facilement , dans chaque machine , quel rapport il doit y avoir entre la puissance & le poids , dans le cas du frottement , pour que la machine soit sur le point de se mouvoir.

Prenons d'abord le levier , & supposons que l'appui est un simple soutien tel qu'on le voit (*Fig. 180*). Nous avons vu (579) qu'en pareil cas il ne pouvoit y avoir équilibre , qu'autant que la résultante *DC* des deux forces *P* & *Q* seroit perpendiculaire en *C* , à la tangente commune de la surface du levier , & de celle de l'appui. Dans le cas du frottement , il n'en est pas de même ; il faut que la résultante soit encore dirigée du point *D* , à l'appui *C* ; mais il suffit pour l'équilibre que l'une des deux inclinaisons *DCA* ou *DCB* , selon qu'on voudra que ce soit ou *Q* ou *P* qui soit sur le

point de prévaloir, soit plus grande que l'angle du frottement ; & pour l'état d'équilibre le plus prochain du mouvement de la part de la puissance  $Q$ , il suffit que l'inclinaison  $DCA$  soit précisément égale à l'angle du frottement. Parce que si l'on imagine la force suivant  $DC$  décomposée en deux autres, l'une perpendiculaire à  $AB$ , l'autre suivant  $CA$  ; la force suivant  $CA$  fera plus petite que le frottement, dans le premier cas, & lui sera précisément égale, dans le second : à l'égard des deux forces  $P$  &  $Q$ , elles n'en seront pas moins en raison inverse des deux perpendiculaires  $CK$ ,  $CL$ .

693. Mais si le point d'appui est tel que le levier ne puisse prendre d'autre mouvement qu'un mouvement de rotation ; c'est-à-dire, si le levier est traversé par un axe, essieu, ou boulon ; alors on se conduira de la manière suivante qui est commune à ce levier, à la poulie, & au treuil, du moins quand on suppose dans ce dernier que le poids & la puissance sont dans un même plan : nous allons appliquer au treuil ce dont il s'agit ; on verra ensuite facilement, comment cela s'applique au levier & à la poulie.

Soient donc (*Fig. 181*)  $HFI$  le plan de

la roue ;  $GKL$  la section du cylindre ;  $NDM$  celle de l'axe autour duquel toute la machine doit tourner. Dans le cas où il n'y auroit pas de frottement , il faudroit que la résultante des deux puissances  $P$  &  $Q$  , qui passe nécessairement par leur point de concours  $A$  , passât aussi par le centre  $C$  de l'axe. Mais s'il y a du frottement , la machine pourra demeurer en équilibre tant que la direction de la résultante , que je suppose être  $AD$  , ne fera point avec la surface  $NDM$  , c'est-à-dire , avec la tangente au point où  $AD$  , rencontre cette surface , un angle plus petit que l'angle du frottement. C'est ce qu'on verra facilement en imaginant cette force décomposée en force perpendiculaire à la tangente en  $D$  , & en force suivant cette tangente.

Cela posé , puisque  $AD$  est la direction de la résultante , on aura (233) ,  $Q:P :: \sin GAF : \sin EAF$  , c'est-à-dire , en imaginant  $AC$  ,  $:: \sin (GAC + CAE) : \sin (CAF - CAE)$ . Or 1°. si l'on mène  $CE$  perpendiculaire sur  $AD$  , dans le triangle rectangle  $CED$  , l'angle  $CDE$  est le complément de l'angle que  $AD$  fait en  $D$  avec la surface  $NDM$  ; il est par conséquent censé connu. Ainsi si l'on appelle  $f$  l'angle du frottement , il sera le complément de  $f$ . Et si l'on

appelle  $r'$ , le rayon  $CD$  de l'essieu, on aura  $CE = r' \cos f$ , en supposant le rayon des tables, égal à 1. 2° Comme les directions de  $P$  & de  $Q$  sont censées connues, ainsi que les dimensions de la machine, les angles  $GAC$ ,  $CAF$  sont censés connus, ainsi que la distance  $AC$ . Ainsi, dans le triangle rectangle  $CAE$ , où l'on connoît  $AC$ , &  $CE = r' \cos f$ , il fera donc facile de calculer l'angle  $CAE$ ; je le nomme  $e$ ; & je nomme  $a$  &  $b$ , les angles  $GAC$ ,  $CAF$ ; alors on a donc  $Q : P :: \sin (a + e) : \sin (b - e)$ . Et par conséquent  $Q = \frac{P (\sin a + e)}{\sin (b - e)}$ ; c'est-là la valeur de la puissance, dans le cas du frottement.

Si le frottement est nul, l'angle  $f$  du frottement sera de  $90^\circ$ ; c'est-à-dire, que la résultante doit être perpendiculaire à la surface de l'essieu, & passe par conséquent, par le centre  $C$ ; on a donc alors  $\cos f = 0$ , & par conséquent  $CE = 0$ ; donc  $e = 0$ ; donc  $Q = \frac{P \sin a}{\sin b}$ . Or en regardant  $CA$  comme rayon, les perpendiculaires  $CG$ ,  $CF$  sont les sinus des angles  $CAG$ ,  $CAF$ , ou  $a$  &  $b$ ; on a donc en nommant  $CG$ ,  $r$ ; &  $CF$ ,  $R$ ;  $r : R :: \sin a : \sin b$ ; donc  $\frac{\sin a}{\sin b} = \frac{r}{R}$ , &  $Q = \frac{Pr}{R}$ , ou  $Q : P :: r : R$ ; ce qui s'ac-

corde avec ce qu'on a démontré (633).

Si les directions  $PA$ ,  $QA$  sont paralleles, alors les angles  $GAC$ ,  $CAE$ ,  $CAF$  sont censés infiniment petits, & ont même rapport que leurs sinus. On peut donc au lieu de  $\sin(a+e)$ , mettre  $\sin a + \sin e$ , & au lieu de  $\sin(b-e)$ , mettre  $\sin b - \sin e$ ; alors on aura

$$Q = \frac{P(\sin a + \sin e)}{\sin b - \sin e}. \text{ Or nous venons de voir}$$

que  $r : R :: \sin a : \sin b$ ; & par la même raison  $\sin a : \sin e :: CG : CE :: r : r' \text{ coeff}$ ; donc  $\sin a = \frac{r \sin b}{R}$ , &  $\sin e = \frac{r' \text{ coeff} \sin a}{r} = \frac{r' \text{ coeff} \sin b}{R}$ ;

substituant donc dans la valeur de  $Q$ , on

$$\text{aura } Q = \frac{P(r + r' \text{ coeff})}{R - r' \text{ coeff}}. \text{ Donc puisque lorsqu'il n'y a point de frottement, la valeur de}$$

la puissance est  $\frac{Pr}{R}$ , si l'on appelle  $z$  l'augmentation que la puissance doit recevoir eu égard

au frottement, on aura  $z = \frac{P(r + r' \text{ coeff})}{R - r' \text{ coeff}} - \frac{Pr}{R}$

$$\text{ou } z = \frac{P \cdot (R + r) r' \text{ coeff}}{R(R - r' \text{ coeff})} \text{ qui fait voir que l'effet}$$

du frottement sera d'autant plus petit que le rayon de l'essieu sera plus petit, quoique cependant il ne diminue pas tout-à-fait proportionnellement à ce rayon.

694. Cette solution convient au levier, en y regardant  $R$  &  $r$  comme les distances des directions au point d'appui.

Elle convient aussi à la poulie fixe, en y supposant  $R = r$ ; & alors on a  $z = \frac{2Pr' \cos f}{r - r' \cos f}$ .

Quoique pour le treuil, nous ayons supposé les directions dans un même plan, la solution n'en est pas moins suffisante, parce que dans l'usage du treuil, ou du cabestan, le plan dans lequel agit le poids, est toujours assez peu éloigné du plan dans lequel agit la puissance.

695. Pour avoir l'effet du frottement dans la poulie mobile, voici ce qu'il faut considérer. Pour que la puissance  $Q$  (*Fig.* 182) soit sur le point de faire tourner la poulie autour de son essieu  $C$ , il faut qu'elle reçoive une augmentation qui la mette en état de surmonter le frottement. Or cette augmentation fera que la puissance écartera un peu le poids  $P$  de sa situation verticale, jusqu'à ce qu'elle l'ait amené en un point d'où la verticale menée par son centre de gravité fasse au point  $D$  avec la surface de l'essieu, un angle égal à celui du frottement. Alors pour peu qu'on augmente encore la puissance, la poulie tournera autour de l'essieu.

Par la situation que le poids aura prise, il tendra à faire tourner l'essieu sur son centre  $C$  avec une force dont le moment sera  $P \times CE$ ,

$CE$  étant perpendiculaire sur la verticale qui passe par  $D$  ; or , nous avons vu ci-dessus que  $CE = r' \cos f$  ; ce moment sera donc  $P r' \cos f$ . Or , pour que la puissance, par son augmentation que j'appelle  $z'$ , soit sur le point de surmonter cet effort , il faut que le moment  $z' \times CG$  de la force  $z'$  avec laquelle elle tend à faire tourner autour du même point  $C$ , soit égal au moment  $P r' \cos f$  ; on a donc en nommant  $r$  le rayon  $CG$ ,  $r z' = P r' \cos f$ , & par conséquent  $z' = \frac{P r' \cos f}{r}$ .

Où l'on voit que l'effet du frottement sera d'autant plus petit que le rayon de l'essieu sera plus petit que celui de la poulie, & dans le même rapport.

D'après cela il est facile de déterminer l'effet du frottement dans les mouffles, palans, caliornes, &c. Supposons qu'il s'agit de la figure 144 : que le poids  $P$  est de 400<sup>lb</sup>, & que, tant pour les poulies mobiles, que pour les fixes, le rayon  $r'$  de l'essieu, soit la cinquième partie du rayon  $r$  de la poulie.

Les deux cordons 1 & 2 soutiennent à eux deux, la moitié du poids, c'est-à-dire, 200<sup>lb</sup> ; ainsi, si dans la valeur de  $z'$ , on met 200<sup>lb</sup> pour  $P$  ;  $\frac{1}{5} r$  pour  $r'$  ; & si, supposant que le frottement est le quart de



la pression, ce qui donne l'angle du frottement, de  $75^{\circ} 58'$ , on met pour  $\cos f$ ,  $\cos 75^{\circ} 58'$ , c'est-à-dire, (par les Tables), 0,24249, ou simplement 0,24; on aura  $z' = 200 \times \frac{1}{5} \times 0,24 = 9\text{lb}, 6$ ; c'est-là ce dont le cordon 2 est plus tendu que le cordon 1, par l'effet du frottement.

Maintenant, le cordon 2 & le cordon 3 passant par - dessus la partie fixe, on déterminera ce dont le cordon 3 sera plus tendu que le cordon 2, par la formule donnée (694); c'est - à - dire, par la formule  $z = \frac{2P r' \cos f}{r - r' \cos f}$ , dans laquelle  $P$  représente la tension du cordon 2, c'est-à-dire, 109lb, 6; puisque sans le frottement, cette tension n'eût été que le quart du poids ou 100lb.

On aura donc  $z = \frac{219,2 \times \frac{1}{5} \times 0,24}{1 - 0,24 \times \frac{1}{5}} = \frac{10,522}{0,95} = 11\text{lb}, 1$ . C'est la quantité dont le cordon 3 est plus tendu que le cordon 2, par l'effet du frottement. Ainsi, le cordon 3 est tendu avec une force = 120lb, 7.

Les cordons 3 & 4, embrassant la partie mobile, on déterminera ce dont le cordon 4 est plus tendu que le cordon 2, par la formule  $z' = \frac{Pr' \cos f}{r}$ ; en mettant pour  $P$ , 200lb, moitié du poids total soutenu par ces deux cordons. On aura donc, comme ci-dessus

$z' = 9^{\text{lb}}, 6$ ; ainsi le cordon 4, est tendu avec une force  $= 130^{\text{lb}}, 3$ .

Enfin supposant, pour plus de simplicité (ce qui, d'ailleurs, ne peut faire qu'une différence très-petite, dans le résultat) que les deux cordons 4 & 5 qui embrassent la partie fixe, sont parallèles; on aura ce dont le cordon 5 fera plus tendu que le cordon 4,

par la formule  $z = \frac{2Pr \text{ coff}}{r - r' \text{ coff}}$ , en mettant pour  $P$ ,  $130^{\text{lb}}, 3$ . On aura donc . . . . .

$z = \frac{260,6 \times \frac{1}{5} \times 0,24}{1 - \frac{1}{5} \times 0,24} = 13^{\text{lb}}, 2$ ; ainsi la tension du cordon 5, ou la puissance  $Q$ , qui, sans le frottement n'eût dû être que de  $100^{\text{lb}}$ , sera de  $143^{\text{lb}}, 5$ .

696. Dans la détermination que nous avons faite, de l'effet du frottement sur la poulie mobile, nous n'avons point fait entrer dans la pression qui s'exerce au point  $D$ , l'augmentation donnée à la puissance, quoique quelques Auteurs en aient usé ainsi. La raison en est que cette augmentation ne contribue en rien à cette pression; en effet, abstraction faite de la roideur des cordes & de quelques autres obstacles, dès que la puissance est plus grande qu'il ne faut pour l'équilibre, le corps de la poulie sera élevé, en vertu du surplus. L'augmentation  
de

de la puissance ne contribue nullement ici à augmenter le frottement contre l'effieu, si ce n'est eu égard à la vitesse qui en pourroit résulter & que nous ne considérons point ici, non plus que l'inertie du poids & de la poulie; il n'y a que le poids qui comprime. Il n'en est pas de même dans la poulie fixe; & la méthode que nous avons donnée, comprend à cet égard, tout ce qu'elle doit comprendre, quoiqu'elle diffère aussi de celle qu'on a suivie jusqu'à présent, & dans laquelle il entre un peu d'arbitraire.

697. Nous ne devons pas dissimuler que dans le calcul que nous venons de faire du frottement dans le plan de la figure 144, il faudroit s'y prendre un peu différemment si l'on vouloit déterminer bien rigoureusement l'effet du frottement. En effet, en déterminant ainsi les tensions particulières de chacun des cordons, on suppose tacitement que chaque paire de cordons agit comme elle le feroit sur une poulie simple; ce qui n'est peut-être pas rigoureusement exact. Mais on peut se contenter de cette approximation, pour le présent.

698. Sur le plan incliné; voici comment on déterminera le rapport qu'il doit y

§

D d

avoir entre le poids & la puissance, pour que celle-ci soit sur le point de faire glisser le corps.

On imaginera, par le point de concours  $C$  des directions de la puissance  $Q$  & du poids  $P$  (*Fig. 183,*) la ligne  $CI$  qui fasse avec le plan  $AB$ , un angle  $CIA$  égal à l'angle du frottement. Pour que la puissance  $Q$  soit sur le point de faire glisser le corps, il faut 1<sup>o</sup>. que la résultante de la puissance & du poids soit dirigée suivant  $CI$ . 2<sup>o</sup>. Que le point  $I$  où la ligne  $CI$  rencontre le plan, appartienne, en même temps, à quelqu'un des points de la base  $RS$ , sans quoi le corps tourneroit.

Cela posé, (233) on aura  $P : Q :: \sin QCI : \sin PCI$ ; ou, en menant  $CH$  perpendiculaire au plan,  $:\sin(QCH - HCI) : \sin(PCH + HCI$ . Or l'angle  $HCI$  est le complément de l'angle du frottement; & les angles  $QCH$  &  $PCH$  sont supposés connus, puisque nous supposons que l'on connoît la direction de la puissance, & l'inclinaison du plan, qui est égale à l'angle  $PCH$ ; on aura donc par-là, le rapport de  $P$  à  $Q$ .

Si l'on veut déterminer ce rapport, en lignes, on menera par un point quelconque  $B$  du plan incliné, la ligne  $BT$  qui fasse avec

$AB$ , l'angle  $ABT = HCQ$ , & la ligne  $BV$  qui fasse avec  $AB$  l'angle  $ABV$  égal à  $HCI$  complément de l'angle du frottement. Alors si l'on mène l'horizontale  $AT$ , on aura  $P : Q :: VT : BT$ ; parce que l'angle  $VBT = ABT - ABV = HCQ - HCI$ , l'angle  $BVT = BAV + ABV = PCH + HCI$ ; or dans le triangle  $BVT$ , on a  $VT : BT :: \sin VBT : \sin BVT$ .

Au lieu de faire l'angle  $ABT = HCQ$ , & l'angle  $ABV = HCI$ , on peut encore mener  $BT$  perpendiculaire à la direction de la puissance, &  $BV$  perpendiculaire à  $CI$ , cela revient au même, & est d'ailleurs analogue à ce qui a été dit (668).

699. La seconde condition que nous venons de voir être nécessaire pour que la puissance  $Q$  soit sur le point de faire glisser le corps, fait voir que lorsque le corps n'appuie que par un point, il faut que la direction prolongée, de la puissance, rencontre la verticale menée par le centre de gravité au point  $C$  (Fig. 184) où celle-ci est rencontrée par la ligne  $IC$  qui partant du point de contact  $I$ , fait avec le plan, un angle égal à l'angle du frottement.

700. On se conduira de la même manière pour déterminer les effets du frottement de la seconde espèce, de celui qu'il

faut vaincre pour faire rouler les corps terminés par des surfaces courbes : je dis des surfaces courbes ; car pour les corps terminés par des surfaces planes, comme ils ne peuvent rouler qu'en tournant sur une pointe ou partie angulaire, & que les loix, & la valeur de ce frottement ne sont pas suffisamment connues, nous n'en dirons rien pour le présent. Mais pour ceux dont il s'agit ici, la méthode est absolument la même : il faut seulement observer que l'angle du frottement doit alors être supposé plus approchant de  $90^\circ$ , que dans le frottement de la dernière espèce. C'est à l'expérience à déterminer cet angle, dans tous les cas.

701. Le frottement peut donner lieu à des mouvements bien différents de ceux qui auroient lieu sans cette cause : nous allons en examiner quelques-uns.

Nous avons déjà dit plusieurs fois (321) & ailleurs, ce qui devoit arriver à un corps libre  $BOQ$  (*Fig* 185) qui recevroit une impulsion suivant une direction qui ne passeroit pas par son centre de gravité. Mais si ce corps étoit frappé extérieurement suivant une direction quelconque  $AB$ , il ne recevroit pas toute cette impulsion ; il faudroit décomposer cette force en deux autres, l'une

suivant la tangente à la surface, l'autre suivant la perpendiculaire  $BC$  à cette surface. Dans le cas où il n'y auroit pas de frottement, la force impulsive n'auroit aucun effet suivant la tangente, elle ne seroit que raser la surface; il n'y auroit donc que la force suivant  $BC$  qui se transmettroit au corps, & qui d'ailleurs ne le feroit tourner que dans le cas où la direction de cette force ne passeroit pas par le centre de gravité  $G$ . D'où l'on voit que si le corps étoit sphérique & d'une matière uniforme, il ne tourneroit jamais, en vertu d'une impulsion extérieure, sans le frottement; parce que la perpendiculaire à sa surface passe toujours par le centre de figure qui est en même temps le centre de gravité. Il n'en est pas de même dans le cas du frottement; la force suivant la tangente, se transmet à l'aide des aspérités de la surface, en partie d'autant plus grande, que la surface est plus susceptible de frottement; en sorte qu'outre les mouvements qui naissent de la force suivant  $BC$ , le corps tournera, & le centre  $G$  s'avancera parallèlement à la tangente, comme si le point  $B$  étoit tiré suivant cette direction, à l'aide d'un fil attaché en ce point, par une puissance égale à la force du frottement.

D d 3

702. Supposons que le corps dur & sphérique  $ABC$  (*Fig.* 186) tombe librement sur le plan horizontal  $HR$ ; & qu'il ait reçu, par quelque cause que ce soit, un mouvement de rotation autour de son centre de gravité; s'il n'y avoit point de frottement, ce corps après avoir rencontré ce plan, ne conserveroit d'autre mouvement que son mouvement de rotation, & son centre de gravité demeureroit immobile. Mais s'il y a du frottement, dès que le corps aura touché le plan, il roulera de  $I$  vers  $R$ , ou de  $I$  vers  $H$ , selon que son mouvement de rotation sera dans le sens  $CAB$ , ou dans le sens  $BAC$ ; parce que la résistance du frottement qui s'exerce suivant le plan, étant équivalente à une force qui agiroit sur ce corps suivant une direction contraire à son mouvement, doit, puisqu'elle ne passe point par le centre de gravité de ce corps, lui donner (321) un mouvement parallèle au plan, & un mouvement de rotation, tous deux en sens contraire à son mouvement actuel de rotation; or de ces deux mouvements le dernier diminue continuellement le mouvement primitif de rotation; & au contraire le mouvement du centre s'accélélera, mais jusqu'à un certain terme seulement, après quoi il diminuera pour s'éteindre avec le mouvement de rotation.



703. Par-là on explique aisément 1°. pourquoi le corps sphérique  $ABC$  (*Fig.* 187) frappé suivant  $DB$ , après s'être avancé suivant  $IE$  revient ensuite de  $E$  vers  $I$ , & repasse même au-delà de  $I$  vers  $F$ . L'impulsion suivant  $DB$ , le fait tourner (en vertu du frottement en  $B$ ) suivant  $ABC$ , & avancer suivant  $IE$ ; mais le frottement sur le plan, étant alors un frottement de la première espèce, le mouvement du centre de gravité est bientôt éteint, & le mouvement de rotation en fait naître un autre en sens contraire; comme dans le cas précédent (702).

2°. Pourquoi un boulet qui, en tombant, semble avoir perdu toute sa force, se ranime, cependant, souvent avec violence. Lorsqu'il est chassé par la force de la poudre, il acquiert en frottant sur la paroi inférieure de l'ame de la pièce, un mouvement de rotation qui ne s'altère que peu en l'air: lors donc qu'il vient à toucher la terre, comme son mouvement de rotation du côté de cette surface, se fait dans un sens contraire à son mouvement de transport, il doit (702) en résulter une accélération, dans le mouvement du centre, c'est-à-dire, dans le mouvement de transport. Cette cause doit être jointe à celles que nous avons expo-

sées (503 & suiv.) parmi celles qui occasionnent les ricochets, ou les facilitent; car quand même le centre resteroit immobile un instant, il est facile de voir après les considérations précédentes, que le mouvement de rotation peut souvent suffire, pour dégager le boulet, du creux où il se seroit engagé, en effleurant & labourant la terre.

704. Au reste, si le frottement est nuisible dans beaucoup d'occasions, il est encore plus souvent utile. Sans le frottement, sur la moindre inclinaison sur laquelle nous marcherions, nous tomberions. Jamais un homme ou un animal courant rapidement & tournant en même temps, autour d'un point fixe  $C$  (Fig. 188), ne pourroit s'empêcher de tomber, quelque situation qu'il prît; au lieu qu'en vertu du frottement il peut s'incliner le côté vers le point  $C$  autour duquel il tourne, & faire par-là, que sa pesanteur dirigée suivant la verticale  $GK$  qui passe par son centre de gravité  $G$ , & la force centrifuge  $GF$  qu'il acquiert en tournant, laquelle est dirigée de  $C$  vers  $F$ , s'accordent à produire une force unique suivant une ligne  $GI$  qui passe par un point  $I$  entre les jambes de l'animal; alors cette force quoiqu'oblique ne fera pas

moins détruite par le frottement, pourvu que l'inclinaison soit telle que le frottement l'exige.

C'est au frottement même qu'on doit l'avantage de pouvoir diminuer ce qu'il a de nuisible; puisque ce n'est que par le frottement qu'on parvient à user & à polir les surfaces des corps. C'est au frottement qu'on doit la facilité de rendre les parties de certaines machines, tantôt fixes, tantôt mobiles. C'est par le frottement, que les ciseaux, & autres instruments tranchants de cette nature, les pinces, tenailles, limes, &c. font leur effet. Si les lames des ciseaux, par exemple, n'étoient point des scies armées de très-petites dents qui s'engagent dans les petites cavités des corps que l'on doit couper, ces corps glisseroient entre les deux tranchants.

Le frottement aide encore très-souvent à mouvoir les corps dans certains sens: c'est ainsi que lorsqu'à l'aide du levier  $AB$  (*Fig.* 189) on veut soulever le corps  $P$ , on y parvient facilement en le faisant porter sur son arrête  $CD$ ; le frottement alors très-considérable, rend  $CD$  immobile, l'empêche de glisser. La même cause fixe l'extrémité  $A$  du levier. Dans ce cas si l'on veut savoir quel est le rapport du poids  $P$

à la puissance  $Q$  (ce que nous avons différé (591) d'exposer) on imaginera la pesanteur de  $P$  qui est dirigée suivant la verticale  $GK$  qui passe par son centre de gravité  $G$  décomposée en deux forces parallèles, l'une qui passe par le point  $I$  où le corps appuie sur le levier, l'autre qui passe par un point de  $CD$ , situé dans le plan des deux parallèles  $GK$  &  $IM$ ; alors la force qui en résulte en  $I$ , sera à  $P :: EK : EM$  (237); & si de  $A$  on mène sur  $IM$  la perpendiculaire  $AL$ , la force  $Q$  fera à la force  $I :: AL : AB$ ; d'où l'on concluera que  $Q : P :: AL \times EK : AB \times EM$ . Au reste, ce n'est qu'à cause du frottement qui a lieu au point  $I$ , que nous regardons la force suivant  $IM$ , comme transmise entièrement au levier. Sans ce frottement, le levier ne recevrait que la partie de cette force, qui s'exercerait suivant la perpendiculaire à  $AB$ .

705. C'est au frottement, & uniquement au frottement, qu'est dû ce mouvement singulier par lequel certains corps animés d'un mouvement de rotation, semblent renoncer aux loix de la pesanteur, & prennent un mouvement pour s'élever, lorsque la pesanteur tend à les abaisser. Je veux parler du mouvement de la toupie. On sait que, lorsqu'un corps tel qu'on le voit (*Fig. 190*), c'est-à-dire, symétrique à l'égard de l'un  $ND$  de ses axes, a reçu un mouvement de rotation autour de cet axe, & parcourt, sur sa pointe  $N$ , un plan horizontal  $XZ$ ; on sait, dis je, que plus cette pointe est peite, & plus la matiere du corps, en s'éloignant de  $N$ , s'éloigne

de l'axe  $ND$ , plus aussi le corps se relève avec promptitude & tend, par cet effort, à placer l'axe  $ND$  dans une direction verticale. Nous allons voir que ce phénomène n'auroit pas lieu sans le frottement, & de quelle nature est le frottement auquel il est dû.

Pour rendre la chose plus simple, ne considérons, de la toupie, que son axe  $ND$  (Fig. 191) : & supposons que la pointe  $N$ , ainsi que le plan horizontal  $HZ$ , sont parfaitement polis. La seule cause qui s'oppose au mouvement du centre de gravité  $G$ , étant le plan  $HZ$ , la résistance que ce centre éprouve ne peut avoir d'autre direction que la ligne  $NK$  perpendiculaire à  $HZ$ , quel que soit d'ailleurs le mouvement de rotation autour de  $ND$ . Or il est évident que cette résistance n'a lieu que parce que la pesanteur porte le corps vers le plan; car le mouvement de rotation autour de  $ND$ , ne peut exciter aucune pression sur le plan; donc cette résistance ne peut jamais équivaloir à la pesanteur; donc il restera toujours au centre de gravité  $G$ , une force pour s'approcher du plan. Donc quand il n'y a point de frottement, & que la toupie n'a reçu, d'abord, de mouvement de rotation, qu'autour de son axe de figure, elle doit tomber; & c'est par les principes donnés (679 & suiv.) qu'on déterminera les loix de sa chute.

Il n'en est pas de même lorsqu'il y a du frottement. En effet, dans ce cas la résistance qui se fait en  $N$ , s'exerce, non pas suivant la perpendiculaire  $NK$ , mais suivant une ligne  $NK'$  qui fait avec le plan  $HZ$  un angle égal à l'angle du frottement, & passe par quelqu'un des points  $N$  par lesquels la pointe frotte. Quel que soit cet angle & ce point, la résistance qui s'exerce suivant  $K'N$  équivaut à une force qui agiroit en sens contraire sur le corps; comme sa direction ne passe point par le centre de gravité, elle doit faire naître un mouvement de rotation dans le corps, c'est-à-dire, faire varier son mouvement actuel de rotation; mais elle doit, de plus, se transmettre toute entière au centre de gravité. Concevons donc que  $GI$  parallèle à  $NK'$  soit cette force: si la verticale  $Gn$  représente celle de la pesanteur, & qu'on imagine le parallélogramme  $GImn$ , la diagonale  $Gm$  fera la force qu'aura réellement le centre  $G$ .

Cela posé, l'angle  $IGN$  & la force  $Gn$  restant les mêmes; plus la force suivant  $K'N$ , & par conséquent la force  $GI$ , sera grande, & plus la ligne  $Gm$  approchera de la ligne  $GI$ ;

c'est-à-dire, plus le point  $m$  tendra à s'élever au-dessus de  $G$ . Reste donc à savoir si, tant par la nature du frottement, que par la figure du corps, & par son mouvement de rotation, le rapport de la force suivant  $K'N$  (Fig. 190) ou de la force  $GL$ , à la force  $Gn$  de la pesanteur, peut croître assez pour que le point  $m$  se trouve plus élevé que  $G$ ; auquel cas il sera visible que le centre de gravité peut s'élever à l'égard du plan, sans que pour cela la pointe  $N$  le quitte, parce que le mouvement de rotation qui naît de la force suivant  $K'N$ , tendra à faire rapprocher cette pointe du plan. Or

- 1<sup>o</sup>. comme le corps repose par une pointe, on ne peut se dispenser d'admettre que les parties de la pointe s'engagent plus profondément que si le corps reposoit par une surface sensible.
- 2<sup>o</sup>. Eu égard au mouvement de rotation autour de  $ND$ , & à l'action de la pesanteur, la pression qui s'exerce en  $N$ , n'est pas à beaucoup près le seul effet de la pesanteur. Pour se faire une juste idée de cette pression, il faut se représenter 1<sup>o</sup> que par la pesanteur, les parties de la pointe  $N$  sont d'abord appliquées contre le plan : 2<sup>o</sup> que par le frottement elles y sont retenues avec un certain degré de force : 3<sup>o</sup> que par le mouvement de rotation elles tendent à pénétrer encore davantage dans le plan; c'est ce dont on sera convaincu en faisant attention avec quelle facilité les instrumens destinés à percer en tournant, viennent à pénétrer, dès que la voie a été frayée par le plus léger enfoncement: or la figure de la toupie rend cette comparaison parfaitement exacte: les parties de la pointe sont engagées par le frottement, & c'est par-là que le mouvement de rotation trouve d'autant plus de prise pour creuser ou tendre à creuser. Ce mouvement d'ailleurs, d'autant plus rapide, & d'autant plus efficace pour occasionner un grand effort pour creuser & pour presser sur la surface  $HZ$ , que les parties du corps s'éloignent plus de l'axe  $ND$  à mesure qu'elles s'éloignent du point  $N$ , doit produire les mêmes effets que dans ces instrumens, c'est-à-dire, presser d'autant plus fortement les parties de la pointe. Tout contribue donc à faire voir que plus la figure de la toupie se renfle en s'éloignant de la pointe, & plus son mouvement de rotation est rapide; plus aussi la force suivant  $GL$  est grande à l'égard de la pesanteur; & plus, par conséquent, le mouvement  $Gm$  tend à élever le centre de gravité au dessus du plan. Or il est clair que plus la force qui appuiera la pointe sera considérable, & en même temps plus celle par laquelle le centre tend

à s'élever, sera considérable, il est clair, dis-je, que la disposition de l'axe  $ND$ , à s'approcher de la perpendiculaire au plan, en deviendra d'autant plus considérable; en sorte que lorsque  $ND$  sera devenu vertical, après quelques balancements, si les éminences sur lesquelles porte la pointe ne sont point trop inégales, on verra le corps sauter continuellement au dessus du plan, par des mouvements verticaux très-petits & très-subits; c'est ce qu'on observe en effet, lorsque la pointe est terminée par une petite surface plane coupée bien carrément & perpendiculairement à l'axe.

A l'explication que nous venons de donner, ajoutons que l'expérience confirme bien sensiblement, ce que nous y avons avancé; savoir, que la pression est bien plus considérable que s'il n'y avoit que la seule pesanteur qui appliquât les parties contre le plan: en effet, lorsque la toupie est en mouvement sur quelque matière flexible, on voit bientôt la pointe s'enfoncer en se creusant un trou: & si on la prend dans la main, on sent une pression bien autrement forte que si elle étoit sans mouvement.

On voit en même temps par cette application, que le fait dépend essentiellement, 1<sup>o</sup> de ce que la pointe soit petite, eu égard aux distances des autres parties à l'axe  $ND$ : 2<sup>o</sup> de ce que celles-ci tournent rapidement; en sorte que selon que ces conditions auront lieu plus ou moins, le fait se manifesterá plus ou moins: ainsi, on voit que tous les corps ne sont pas propres à manifester ce même phénomène qui, comme on le voit, n'est dû qu'au frottement.

On voit, par là, que sur un plan incliné, la toupie doit tendre à revenir, non pas à la verticale, mais à la perpendiculaire au plan. Mais comme elle doit glisser en même temps le long du plan, & que ce mouvement met le corps dans le cas de vaciller beaucoup en parcourant les inégalités du plan, il aura plus de difficulté à conserver la position perpendiculaire au plan, que sur un plan horizontal. On peut estimer, par là, jusqu'à quel point on peut compter sur la ligne de niveau qui seroit déterminée par le mouvement de la toupie: voyez le Traité de Navigation de *M. Bouguer*, page 261.

706. Si l'on veut avoir égard au frottement dans la solution des questions que nous avons résolues (679 & suiv.), tout le changement qu'il y a à faire, est de supposer (*F.g.* 175) que la ligne  $AD$ , au lieu d'être perpendiculaire au plan, forme avec ce plan, un angle à l'angle du frottement.

*De la roideur des Cordes.*

707. La roideur des cordes, ou la difficulté qu'on éprouve à les faire plier selon une courbure donnée, est encore une des causes qui diminuent l'effet des forces appliquées aux machines.

Pour se former une idée de la manière dont cette roideur préjudicie aux effets des forces, représentons-nous que le tambour ou la poulie  $ABC$  (*Fig. 192*) est mobile autour de l'essieu  $R$ , sans aucun frottement; les deux poids  $P$  &  $Q$  étant égaux, si l'on augmente tant soit peu l'un des deux, le poids  $Q$ , par exemple, le mouvement ne s'ensuivra qu'autant que la corde  $PABCQ$  sera parfaitement flexible. En effet, concevons que la corde  $PABCQ$ , au lieu d'être parfaitement flexible, ne le soit point du tout, en sorte que les parties  $AP$ ,  $CQ$  soient des verges roides & solidement liées au corps de la poulie; il est clair que si l'on force la poulie de se mouvoir suivant  $ABC$ , les deux poids  $P$  &  $Q$  pendront les situations  $P'$  &  $Q'$ ; mais qu'ils tendront à revenir à leur première situation, & qu'il faudra une force particulière pour les maintenir dans cette nouvelle situation. Si donc la



corde n'est ni parfaitement inflexible, ni parfaitement flexible, on voit que ce que le défaut de flexibilité parfaite occasionnera, sera que le point  $A$  (*Fig. 193*) passant en  $A'$ , & le point  $C$  en  $C'$ , les parties  $AP$ ,  $CQ$ , se courberont un peu, & de manière que le poids  $P$  fera plus loin de  $R$ , & le poids  $Q$  plus près, que si la corde étoit parfaitement flexible; enforte que pour obliger les parties  $A'O$ ,  $CC'$  de devenir tangentes aux points  $A$  &  $C$ , il faudra que la force qui tend à faire tourner, augmente; en un mot, il faudra employer une force qui n'auroit pas lieu sans ce défaut de flexibilité.

La poulie étant toujours supposée parfaitement mobile sur son essieu  $R$ , si au lieu d'une corde on emploie un ruban; alors, la plus légère augmentation dans le poids  $Q$  feroit tourner la poulie. Mais si l'on met ensuite une corde, on verra qu'il faut augmenter la puissance  $Q$ , & l'augmenter d'autant plus 1<sup>o</sup> que la somme des deux poids  $P$  &  $Q$ , ou en général, que la charge totale qui tend la corde, sera plus considérable; parce que, toutes choses d'ailleurs égales, la résistance que les deux poids  $P$  &  $Q$  font sentir, lorsque par la roideur de la corde ils prennent les situations  $A'O.P'$ ,  $CC'Q'$ , est d'autant plus considérable, que ces poids mêmes le sont davantage.

2°. L'augmentation qu'il faudra donner à  $Q$ , doit être d'autant plus grande aussi, que la poulie, ou en général la surface sur laquelle la corde s'enveloppe, fera d'un plus petit rayon. Car il est visible que la difficulté que la puissance éprouve, venant de ce que la corde au lieu de s'appliquer contre la surface, à mesure que celle-ci entre, en reste éloignée à une certaine distance, en prenant une courbure  $P'OA'$  qui forme un certain angle  $OA'A$  avec la surface; cette difficulté sera d'autant plus grande que la courbure  $A'O$  que la corde prend par son défaut de flexibilité, différera plus de la courbure de la surface: or plus le rayon de la surface sera petit, & plus cette différence sera grande.

3°. La puissance doit encore être augmentée à proportion de ce que le diamètre de la corde sera plus considérable. En effet, on sent aisément que la corde se fléchira d'autant moins qu'elle sera plus grosse; or nous venons de voir que la résistance que la puissance éprouve est d'autant plus grande, qu'il y a plus de différence entre la courbure de  $A'O$ , & la courbure de  $A'A$ ; elle est donc d'autant plus grande que  $A'O$  pourra moins s'éloigner de la ligne droite; c'est-à-dire, d'autant plus grande

grande, que le diamètre ou le rayon de la corde est plus grand.

708. Supposons que  $k$  soit l'augmentation qu'il faut donner à une puissance pour vaincre la résistance provenant de la roideur des cordes, lorsque la force totale qui tend la corde est  $P$ , que le diamètre de la corde qui porte ce poids est  $D$ , & que le rayon de la surface  $ABC$  est  $R$ . Si l'on veut savoir ce que doit être cette augmentation, lorsque le poids sera  $p$ , le diamètre de la corde  $d$ , & le rayon de la surface  $r$ ; on observera, d'après ce qui vient d'être dit, que s'il n'y avoit de différence que dans le poids total qui tend la corde, on auroit cette augmentation, par la proportion  $P : p :: k :$  à un quatrième terme, qui seroit  $\frac{pk}{P}$ . Mais si outre la différence dans le poids, il y en a aussi dans les courbures des surfaces; alors selon la seconde observation, qui fait voir que les augmentations provenant de cette cause, sont en raison inverse des rayons des surfaces, l'augmentation due à cette cause, & au changement de poids, sera le quatrième terme de cette proportion  $r : R :: \frac{pk}{P}$  est à un quatrième terme qui sera  $\frac{pRk}{Pr}$ . Enfin pour déterminer ce qui seroit dû aux trois causes

E e

réunies, ayant égard à la troisieme observation, on calculera le quatrieme terme de cette proportion,  $D : d :: \frac{p R k}{p r}$  est à un quatrieme terme, qui sera  $\frac{p R k d}{p r D}$ . Enforte que la résistance, dans le premier cas, fera à la résistance, dans le second,  $:: k : \frac{p R k d}{p r D}$  ou  $:: p r D : p R d$ , ou  $:: \frac{p D}{R} : \frac{p d}{r}$ ; c'est-à-dire, que les résistances provenantes de la roideur des cordes, sont comme les poids qui tendent ces cordes, multipliés par les diametres de ces mêmes cordes, & divisés par les rayons des surfaces sur lesquelles elles doivent être roulées.

Au reste, ces conclusions ne sont pas bien rigoureuses; mais on peut les regarder comme suffisantes dans la pratique, en attendant que l'expérience ait éclairci davantage cette matiere : l'expérience fait voir en effet que la résistance dûe à la roideur des cordes suit à-peu-près cette loi; mais toutes les expériences qui ont été faites sur cette matiere, n'ont pas encore un accord tel qu'on pourroit le desirer. Ce qu'on peut faire de mieux, est de s'appliquer à rendre les cordes plus souples qu'elles ne le sont. Voyez l'excellent *Traité de la Corderie*

de M. Duhamel, tant pour cet objet que pour la force & les autres qualités des cordes.

709. Faisons voir maintenant, par un exemple, comment on doit appliquer les principes précédents. Reprenons, dans cette vue, le palan de a figure 14†; & supposons-y que le rayon des poulies est de deux pouces; que celui de l'essieu en soit le  $\frac{1}{3}$ ; le diamètre des cordes, de 4 lignes, ou  $\frac{1}{3}$  de pouce. Posons de plus, comme un fait établi par l'expérience, qu'une corde de six lignes ou  $\frac{1}{2}$  pouce de diamètre, chargée de 120<sup>lb</sup>, & embrassant une poulie de  $\frac{1}{2}$  pouces de rayon, fait par sa roideur, une résistance de 8<sup>lb</sup>.

Cela posé, le poids  $P$  soutenu par le palan étant toujours de 400<sup>lb</sup>, comme nous l'avons supposé (695), les deux branches 1 & 2, sont chargées, tant par ce poids que par la force ajoutée à  $Q$  pour vaincre le frottement, par une force totale = 209<sup>lb</sup>, 6; voyez (695). Multipliant donc (708) ce poids, par le diamètre  $\frac{1}{3}$  de la corde, & divisant par le rayon deux pouces commun à toutes les poulies; multipliant de même le poids 120<sup>lb</sup> de l'expérience, par le diamètre  $\frac{1}{2}$  de la corde, & divisant par le rayon  $\frac{1}{2}$  de la poulie, qui ont servi dans

E c 2

cette même expérience ; on aura 34, 93 & 40 ; il faut donc (708) pour avoir la force due à la roideur de la corde 1, 2, qui passe sous la partie mobile, faire cette proportion  $40 : 34, 93 :: 8^{\text{th}}$ . à un quatrième terme : ce quatrième terme, qui est 6,99, ou  $7^{\text{th}}$ , est donc ce qu'il faudroit ajouter indépendamment du frottement, à la tension du cordon 2, si la moufle inférieure étoit fixe ; mais comme elle est mobile, ce qui diminue de moitié l'effort que doit faire le cordon 2, ainsi que nous le verrons ci-après, on aura donc  $3^{\text{th}}$ , 5 seulement, à ajouter aux 109<sup>th</sup>, 6 avec lesquelles ce cordon est déjà tendu ; il le fera donc avec une force de 113<sup>th</sup>, 1.

Nous avons vu (695) qu'eu égard au frottement, le cordon 3 devoit être tendu avec une force = 120<sup>th</sup>, 7 ; donc la force totale qui tend la corde 2, 3 qui passe sur la partie fixe, est 113, 1 + 120, ou 233<sup>th</sup>, 8. Multipliant cette force, comme ci-dessus, par  $\frac{1}{3}$ , & divisant par deux, on aura 38,97. Cherchant donc comme ci-dessus, la valeur due à la roideur de la corde, 2, 3, qui passe sur la partie fixe, on aura  $40 : 38, 97 :: 8^{\text{th}}$  à un quatrième terme qui est 7, 79. Il faut donc joindre ces  $7^{\text{th}}$ , 79 aux 120,  $7^{\text{th}}$  qui tendent déjà le cor-

don 3, & on aura  $128^{\text{th}}$ , 5 pour la force avec laquelle il doit être tendu eu égard au frottement, & à la roideur des cordes.

Le cordon 5, eu égard au frottement, devoit (695) être tendu avec une force =  $130^{\text{th}}$ , 3; la force totale qui tend la corde 3, 4, qui embrasse la partie mobile, est donc  $258^{\text{th}}$ , 8; avec laquelle & les mêmes dimensions pour les poulies & les cordes, on trouvera comme ci-dessus, que la force due à la roideur de la corde seroit  $8^{\text{th}}$ , 62 si cette corde n'embrassoit pas la partie mobile; mais par la même raison que ci-dessus, il ne faut en prendre que la moitié; ainsi, la tension du cordon 4, eu égard à tout fera de  $134^{\text{th}}$ , 6.

Le cordon 5, eu égard au frottement, devoit (695) être tendu avec une force =  $143^{\text{th}}$ , 5; la force totale qui tend la corde 4, 5, qui embrasse la partie fixe, est donc  $278^{\text{th}}$ , 1; avec cette valeur & les mêmes dimensions que ci-dessus, on trouvera pour la force due à la roideur des cordes,  $9^{\text{th}}$ , 3; en sorte que le cordon 5 doit être tendu avec une force =  $152^{\text{th}}$ , 8. Ainsi, le frottement & la roideur des cordes font que la puissance  $Q$  qui n'auroit dû être que de  $100^{\text{th}}$ , doit être d'environ 153, c'est-

E e 3

à-dire , plus forte , de plus de moitié.

Nous n'avons pris que moitié de ce que nous donnoit le calcul , pour ce qu'on devoit ajouter à la tension des cordons 2 & 4, eu égard à la roideur ; la raison en est que lorsque la poulie mobile tourne , le cordon qui l'entraîne la fait tourner à chaque instant sur un centre qu'on peut regarder comme placé au point où elle touche l'autre cordon ; le cordon qui entraîne est donc dans le même cas que s'il avoit à faire tourner une poulie fixe dont le rayon seroit égal au diamètre de la poulie mobile ; & puisque les forces dûes à la roideur des cordes sont en raison inverse (707) des rayons des poulies , ici cette force doit donc être moitié moindre.

### *De la Vis.*

710. LA vis *AB* (Fig. 194 & 195) est un cylindre revêtu extérieurement d'un relief, dont l'inclinaison à l'égard de l'axe *AB* de ce cylindre, est par-tout la même.

L'*écrou* est le solide *XZ* que traverse la vis, & dont l'intérieur est creusé ou sillonné de la même manière que la vis est revêtue à l'extérieur ; en sorte qu'il est exactement le moule de la partie de la vis qu'il embrasse.



Tantôt l'écrou est fixe, & la vis doit, en passant, passer successivement tous les filets à travers l'écrou : tantôt c'est la vis qui est fixe, & l'écrou doit, en tournant, parcourir toute la longueur de la vis. Quelque soit celui de ces deux cas qui ait lieu, tant que la puissance est appliquée à la même distance de l'axe de la vis, il y aura toujours même rapport entre cette puissance, & l'effort qu'elle est capable de faire dans le sens de l'axe, effort qui est celui que l'on considère principalement, dans la vis.

L'intervalle d'un filet de la vis, au filet voisin, est ce qu'on appelle la *hauteur du pas de la vis*; ainsi  $DE$  (Fig. 195) est la hauteur du pas de la vis, ou simplement, le pas de la vis.

711. On peut prendre une idée assez exacte de la vis en se représentant son relief, comme formé par l'enveloppement successif des hypothénuses  $CK$  (Fig. 196) d'autant de triangles rectangles  $CIK$  qu'il doit y avoir de pas; chaque triangle aura pour hauteur, la hauteur  $CI$  du pas; & sa base  $IK$  aura pour longueur la circonférence de la section cylindrique qui répond au point  $I$ ; en sorte qu'à mesure que le filet

E e 4

deviendra plus épais,  $IK$  aura plus de longueur, la hauteur  $CI$  restant la même.

Dans la figure 195 où le relief des spires forme un tranchant, à mesure que le relief épaiscit, il faut concevoir que la base  $IK$  figure 196, augmente, & que la hauteur  $CI$  diminue.

712. La vis  $AB$  (Fig. 194) étant fixe, & dans une situation verticale, concevons qu'il n'y a point de frottement, & qu'on abandonne l'écrou à sa propre pesanteur. Il est clair qu'il parcourra en tournant, tous les filets inférieurs de la vis, en glissant sur chacun, comme sur une surface inclinée. Il n'est pas moins clair qu'on peut arrêter cet effort en appliquant, à l'écrou  $XZ$ , une puissance que l'on peut, d'ailleurs, supposer dirigée de plusieurs manières différentes. Mais comme il est évident que l'écrou n'aura aucun mouvement si on l'empêche seulement de tourner, bornons-nous à chercher quel doit être le rapport entre le poids de l'écrou, ou en général, de la force qui le pousseroit parallèlement à l'axe de la vis, & la force qui peut l'empêcher de tourner. Ne considérons d'abord que l'un des points de l'écrou, qui repose sur l'un des points du filet de la vis.

La force qui agit immédiatement sur ce point, pour l'empêcher de tourner, & celle qui tend à le faire descendre parallèlement à l'axe, doivent être regardées comme se faisant équilibre sur un plan incliné qui a pour hauteur la hauteur du pas de vis; & pour base, la circonférence qui a pour rayon la distance de ce point à l'axe. C'est une suite de la génération que nous venons de donner de la vis. Or, de ces deux forces, la première est parallèle à la base de ce plan incliné, & la seconde lui est perpendiculaire; donc d'après ce qui a été dit (673) on voit que la partie de force parallèle à l'axe de la vis, qui s'exerce sur un point quelconque du filet, est à la force qu'il faudroit appliquer immédiatement à ce point pour l'empêcher de tourner, & dans le sens contraire à cette rotation, comme la base de ce plan incliné, est à sa hauteur, c'est-à-dire, comme la circonférence qui a pour rayon la distance de ce point à l'axe, est par rapport à la hauteur du pas de vis. Donc, si l'on appelle  $f$ , la première force;  $t$ , la seconde;  $r$  la distance du point dont il s'agit, à l'axe;  $h$  la hauteur du pas de vis, & qu'on suppose que  $\cdot 1$  :  $c$  marque le rapport du rayon à la circonférence; ce qui donnera  $rc$  pour la circon-

férence qui a  $r$  pour rayon ; on aura  $f : t :: r c : h$ .

Mais comme chaque point de l'écrou n'est point soutenu immédiatement, & que le tout est soumis à une seule puissance  $Q$  appliquée à quelque point de l'écrou, dont je suppose que la distance à l'axe, soit  $R$  ; il est clair que  $R$  étant plus grand que  $r$ , il faudra pour chaque point, une partie de la force  $Q$  d'autant moindre, que la distance  $R$  sera plus grande ; en sorte que si l'on nomme  $q$ , la partie de cette force qui, à la distance  $R$  peut faire le même effort que fait  $t$  à la distance  $r$ , on aura  $t : q :: R : r$ . Multipliant cette proportion, par la première, on aura  $f : q :: c R r : h r :: c R : h$ . C'est-à-dire, que pour chaque point de l'écrou, appuyant sur le filet de la vis, il y a toujours même rapport entre la force qui le pousse parallèlement à l'axe de la vis, & celle qui, à une distance donnée  $R$ , l'empêcherait de tourner ; & ce rapport est celui de  $cR$  à  $h$  ; or  $cR$  est la circonférence que décrirait la puissance  $Q$  en tournant. Concluons donc que la somme de toutes les forces  $f$  qui poussent l'écrou parallèlement à l'axe de la vis, est à la somme de toutes les puissances  $q$  nécessaires pour l'empêcher de tourner ; c'est-à-dire, que la force totale

(que j'appelle  $F$ ) parallèle à l'axe de la vis, est la force  $Q$  qui empêcheroit l'écrou de tourner par l'effet de la première force, comme la circonférence qui tend à décrire cette puissance  $Q$ , est à la hauteur du pas de la vis.

713. Donc aussi la force qu'il faudroit employer parallèlement à l'axe de la vis, pour empêcher la puissance  $Q$  de faire tourner l'écrou, doit être à cette puissance  $Q$ , comme la circonférence que tend à décrire cette dernière, est à la hauteur du pas de la vis.

714. Donc sur une même vis, l'effet de la puissance  $Q$  sera d'autant plus considérable, que cette puissance sera appliquée plus loin de l'axe. Et sur des vis différentes, la puissance étant également éloignée de l'axe, son effet sera d'autant plus considérable, que la hauteur du pas de la vis sera plus petite. C'est-à-dire, que plus les spires de la vis seront serrées, & plus la puissance aura d'effet pour comprimer dans le sens de l'axe.

715. La vis est donc, ainsi qu'on le voit, une machine composée, qui participe du plan incliné & du levier. On l'emploie utilement pour comprimer les corps. Le frottement modifie, sans doute beaucoup,

les effets que cette machine devoit avoir, en conséquence du rapport que nous venons d'établir ; mais les considérations nécessaires pour bien déterminer ici les effets du frottement, nous meneroient trop loin, quand même l'expérience auroit établi quelque chose de certain sur le frottement des corps qui tournent. Quoi qu'il en soit, on doit regarder le rapport que nous venons d'établir, comme déterminant la limite des effets de cette machine.

716. Ce que la puissance gagne du côté de la force, elle le perd dans cette machine, comme dans toute autre, du côté de la vitesse. En effet, pour que l'écrou parcoure un des pas de la vis, il faut que la puissance fasse un tour entier.

Au reste, ce désavantage, si c'en est un, est inévitable. Mais on l'emploie utilement, dans plusieurs occasions. Lorsqu'il s'agit, par exemple, de mesurer les différentes parties d'un très-petit espace  $AB$  (*Fig. 197*), on le peut faire avec succès, en faisant parcourir cet espace, à l'extrémité  $E$  d'une vis  $DE$  dont les pas soient bien égaux. Si cette vis porte, à son autre extrémité, une aiguille qui entraînée d'un mouvement commun avec la vis, parcoure successivement les divisions d'un cadran que celle-ci

traverse, on pourra, après avoir éprouvé quel nombre de tours doit faire l'aiguille pour que le point  $E$  parcoure la longueur connue  $AB$ , déterminer ensuite, par le nombre de tours & portion de tour que cette aiguille sera obligée de faire pour que le point  $E$  parcoure une partie quelconque de  $AB$ , déterminer, dis-je, la vraie mesure de cette partie, si petite qu'elle soit.

717. L'application de la vis, aux autres machines, peut en augmenter beaucoup l'effet. Par exemple, si la puissance  $Q$  appliquée à la manivelle  $CDEQ$  (*Fig. 198*) fait tourner la vis  $AB$ , dont les spires menent les dents de la roue  $M$ , & l'obligent de tourner; & que celle-ci entraîne avec elle un cylindre qui, en tournant, force la corde  $KP$  de s'envelopper: voici comment on déterminera le rapport de la puissance  $Q$ , au poids  $P$ .

En appellant  $L$  l'effort que le filet de la vis fait sur la dent  $L$ , on aura  $Q:L::AB: \text{Cir. } DE$ ,  $AB$  étant la hauteur du pas, &  $\text{Cir. } DE$  marquant la circonférence que décriroit la puissance  $Q$  (712). L'effort  $L$ , est une puissance qui, appliquée à la circonférence de la roue, fait effort contre le poids; ainsi (633) on a  $L:P::IK:IL$ ; donc en

multipliant ces deux proportions, on a  $Q:P:: AB \times IK : IL \times Cir. DE$ ; proportion qui fait voir que  $Q$  aura d'autant plus d'avantage, que  $AB$  &  $IK$  seront plus petits, à l'égard de  $Cir. DE$  &  $IL$ .

### *Du Coin.*

718. LE coin  $ADECB$  (Fig. 199) est un prisme triangulaire que l'on introduit dans une fente  $IZR$  déjà commencée, ou, en général, entre deux surfaces, pour augmenter cette fente, ou pour écarter davantage ses faces, ou enfin pour les fixer à une ouverture déterminée.

La théorie du coin considéré comme instrument à fendre, est encore très-imparfaite, & le sera probablement, encore long-temps. Comme il n'est pas de corps qui n'ait une certaine flexibilité, les parties de la fente que touchent les faces du coin peuvent être écartées davantage sans que pour cela le point  $Z$  où se termine la fente, change de place; en sorte qu'une partie de la force appliquée à la tête  $ADEC$  du coin, est uniquement employée à fléchir les deux branches séparées par la fente; & l'autre est employée à tendre les fibres de la partie non entamée.



719. Si les branches  $ZFG$ ,  $ZKL$  étoient inflexibles, & que les fibres qui lient les parties de ce qui reste à fendre, cédaient toutes en même temps, on pourroit, lorsque la rupture est sur le point de se faire, envisager les choses de cette manière. Concevoir que le corps est actuellement fendu, & substituer, par la pensée, à la résistance de la partie  $ZFGV$ , & à celle de la partie  $ZKLV$ , des forces appliquées perpendiculairement à  $VO$ , &  $XS$ , & à des distances égales à celles où l'effort total de chacune de ces deux résistances s'exerce. Alors, pour avoir le rapport de la force  $P$ , aux deux résistances  $O$  &  $S$  qu'opposent les deux parties que l'on veut séparer, voici ce que l'on considéreroit.

720. La force appliquée perpendiculairement à la tête du coin, doit, pour avoir pleinement son effet, rencontrer un appui solide dans la base  $VX$ ; & par conséquent si le corps n'étoit pas assujetti, & qu'il n'y eût pas de frottement, il faudroit que cette force rencontrât perpendiculairement la base, si la base porte sur un plan. S'il y a du frottement, il ne sera pas indispensable qu'elle soit perpendiculaire à la base; mais il faut qu'elle la rencontre, & qu'elle ne fasse pas avec la base un angle moindre que

celui du frottement, sans quoi le corps se renverferoit. Si la base est fixement retenue par un point, alors il faut que la direction de la force perpendiculaire à la tête du coin, passe par ce point. Ces conditions supposées, voici comment s'exerce l'action de la force  $P$ .

721. Pour que la force  $P$  se communique aux deux branches  $ZFG$ ,  $ZKL$ , il faut, en supposant qu'il n'y eût pas de frottement, qu'il y ait sur sa direction au moins un point  $P'$  duquel on puisse abaisser une perpendiculaire sur chaque face de la fente, & qui passe par quelqu'un des points où cette face est touchée par celle du coin. Mais s'il y a du frottement, cette condition n'est pas nécessaire; il suffit qu'il puisse y avoir dans la direction de la force  $P$ , un point  $P'$  duquel on puisse mener deux lignes  $P'R$ ,  $P'I$  qui passent par les points de contact, & qui n'y fassent point avec les faces, un angle plus petit que celui du frottement. C'est à ces conditions que la force  $P$  pourra être pleinement transmise aux deux faces.

On voit donc, par ce que nous venons de dire, que les connoissances qu'il faudroit avoir pour déterminer quelles forces on doit employer pour séparer les parties d'un  
corps,

corps, à l'aide du coin, laissent beaucoup d'obscurité sur sa théorie. Contentons-nous donc d'avoir une forte de limite sur cette théorie, & déterminons le rapport de la puissance  $P$ , à chacune des deux résistances  $O$  &  $S$ , abstraction faite du frottement, & en supposant que la base  $VX$  appuie sur un plan.

722. On concevra la force  $P$  représentée par  $P'Q$ , décomposée en deux autres dirigées suivant les perpendiculaires  $P'N$ ,  $P'M$ , aux deux faces du coin. Ces deux forces feront effort pour faire tourner les deux parties du corps, la première autour de  $V$ , la seconde autour de  $X$ . Et les résistances  $O$  &  $S$  dans les deux sens opposés, sont les forces qui s'opposent à ce mouvement de rotation. Menant donc les perpendiculaires  $VY$ ,  $XT$ , sur  $P'N$ ,  $P'M$ , on regardera  $OVY$ , &  $SXT$ , comme deux leviers angulaires, dont les appuis sont en  $V$  &  $X$ .

Cela posé, en nommant  $I$  la force suivant  $P'N$ ; on aura  $P : I :: P'Q : P'N$ ; mais puisque nous supposons la force  $P$  perpendiculaire à la tête du coin, & les deux forces  $P'N$ ,  $P'M$ , perpendiculaires à ses faces, le triangle  $P'NQ$ , est semblable au triangle  $ABC$ , & l'on a  $P'Q : P'N :: AC :$

F f

$AB$ ; donc  $P:I::AC:AB$ . Si l'on nomme  $O$  la résistance de la partie  $ZFN$ , supposée passer à la distance  $VO$ , on aura, par la propriété du levier,  $I:O::VO:VY$ . Multipliant ces deux proportions, on aura  $P:O::AC \times VO:AB \times VY$ . Et pour l'autre face on trouvera de même  $P:S::AC \times XS:BC \times XT$ .

723. Si le corps étoit retenu, il faudroit envisager la chose un peu différemment; mais comme malgré ces considérations, nous n'en serions pas plus avancés sur la véritable théorie du coin, qui tient à des connoissances physiques que nous n'avons point, nous ne nous arrêterons pas davantage sur cette matiere. Nous ferons seulement observer qu'il suit de la proportion  $P:O::AC \times VO:AB \times VY$ , qu'en général, l'effet du coin sera d'autant plus considérable, que cet instrument sera plus aigu, puisqu'alors  $AC$  sera d'autant plus petit par rapport à  $AB$ . C'est à cet instrument qu'on doit rapporter l'effet des couteaux, rasoirs, &c, & de tous les instruments tranchants.



*De la maniere d'estimer les Forces  
appliquées aux machines.*

724. NOUS avons déjà dit plusieurs fois, que la mesure d'une force quelconque, étoit le produit de la multiplication d'une masse déterminée, par la vitesse que cette force est capable de lui donner. Il est à propos d'ajouter ici quelques éclaircissements sur l'application de ce principe à la mesure des forces appliquées aux machines.

Lorsque deux poids agissent l'un sur l'autre, à l'aide d'une poulie simple & fixe; il faut, ainsi que nous l'avons vu, pour qu'ils se fassent équilibre, que leurs masses soient égales; & cet équilibre peut durer éternellement.

Mais si au lieu d'opposer un poids, à un poids, on oppose la force d'un animal, celle d'un homme, par exemple; quoiqu'il soit bien vrai que pour l'équilibre, cet homme ne doit employer qu'un effort égal au poids qu'il a à soutenir, c'est-à-dire, un effort égal à la quantité de mouvement qui résulte de la masse de ce corps multipliée par la vitesse que la pesanteur lui donne dans un instant; il est clair, néanmoins, que si cet homme n'étoit capable que d'un pareil effort,

F f 2

l'équilibre ne dureroit qu'un instant, parce que la pesanteur renouvelle au second instant, l'action qui a été détruite dans le poids, au premier instant.

Ce n'est donc pas par la masse seule que l'homme soutient, qu'on doit juger de sa force; il faut nécessairement faire entrer encore dans la mesure de cette force, le nombre de fois qu'il est capable d'exercer une action égale à celle que la pesanteur fait passer à chaque instant, dans le poids. Or si  $p$  représente la vitesse que la pesanteur est capable de donner en une seconde de temps, à un corps libre; &  $dt$  une portion infiniment petite d'un temps quelconque  $t$ ;  $pdt$  sera (194) la vitesse qu'elle donne pendant l'instant  $dt$ ,  $t$  étant supposée compté en secondes. Donc si  $M$  est la masse qu'il s'agit de soutenir,  $Mpdt$  sera son poids, ou la quantité de mouvement que la pesanteur lui donne à chaque instant  $dt$ ; c'est donc aussi l'effort que sera obligée d'exercer à chaque instant, la force qui doit soutenir la masse  $M$ , soit immédiatement, soit à l'aide d'une poulie. Donc pendant un temps quelconque  $t$ , cette force aura dû consumer une quantité de mouvement égale à  $\int Mpdt$ , c'est-à-dire,  $=Mpt$ . Donc si  $t$  marque le temps au bout duquel l'agent n'est plus en

état de soutenir la masse  $M$ , on pourra regarder  $Mpt$  comme étant la mesure de sa force. Sur quoi il faut observer, que nous n'entendons pas par-là, qu'il ne fera plus capable d'exercer aucun effort ; mais sa force étant devenue inférieure à l'effet qu'il s'agit de produire, est alors censée nulle quant à cet effet. Par exemple, supposons que pour soutenir un poids de 50<sup>th</sup> pendant une heure de temps, on veuille employer une force que l'on sache d'ailleurs être telle qu'agissant par degrés égaux & infiniment petits, elle peut parvenir à faire naître dans une masse de 20<sup>th</sup> une vitesse qui soit de 50 pieds par seconde, au moment où cette force sera épuisée : je vois qu'alors cette masse de 20<sup>th</sup> auroit une quantité de mouvement =  $20^{\text{th}} \times 50 = 1000$ . Voyons donc si cette quantité de mouvement est au moins égale, à ce que devient la quantité  $Mpt$ , en y mettant 50<sup>th</sup> pour  $M$ , 1<sup>heure</sup> ou 3600'' pour  $t$ , & 30, 2 pieds (283) pour  $p$  : il est évident qu'il s'en faut de beaucoup ; donc une pareille force ne soutiendrait pas le poids de 50<sup>th</sup> pendant une heure. Si l'on veut savoir pendant quel temps, ou quel nombre de secondes elle le soutiendrait, il n'y a qu'à supposer  $Mpt = 1000$  ; & mettant 50 pour  $M$ , & 30, 2 pieds pour  $p$ ,

F f 3

on aura  $t = \frac{1000}{50 \times 30,2} = \frac{1000}{1510} = \frac{100}{151} = \frac{2''}{3}$  à peu près, c'est-à-dire qu'une pareille force ne soutiendrait un poids de 50<sup>th</sup>, que pendant  $\frac{2}{3}$  de seconde, à peu-près.

725. Supposons, maintenant, qu'il s'agit non-seulement de soutenir la masse  $M$  pendant un temps  $t$ , mais encore de la mouvoir pendant ce temps, avec une vitesse uniforme & connue,  $u$ .

Il est clair que pour que l'agent ait pu faire naître dans le mobile  $M$ , soit successivement, soit subitement, la vitesse  $u$ , il a dû consumer une quantité de mouvement =  $Mu$ ; & pour entretenir cette vitesse  $u$  pendant ce temps  $t$ , il a fallu qu'il lutte pendant ce même temps, contre la pesanteur, de la même manière que si le corps eût été en repos; c'est-à-dire (724) qu'il a dû, en outre, consumer une quantité de mouvement =  $Mpt$ ; donc pour entretenir le mobile  $M$  avec la vitesse  $u$  pendant le temps  $t$ , l'agent doit être capable de produire une quantité de mouvement =  $Mu + Mpt$ .

726. L'expérience a fait voir que si l'on applique un homme à la manivelle  $Q$  d'un treuil tel que celui de la figure 148, il peut agir pendant huit heures, & faire faire à la manivelle 30 tours par minute, en supposant



1<sup>o</sup> que le rayon du cylindre & celui de la manivelle sont égaux & chacun de 14 pouces; 2<sup>o</sup> que le poids appliqué à la surface du treuil est de 25<sup>th</sup>. Cette expérience détermine la valeur de  $Mu + Mpt$ , & par conséquent ce au-delà de quoi on ne doit point compter dans l'évaluation de la force d'un homme appliqué à une machine, & qui doit agir pendant un certain temps. En effet, puisque le rayon de la manivelle & celui du cylindre sont égaux, le poids fait ici le même chemin que la puissance. Ainsi puisque ce rayon est de 13 pouces; à chaque tour, la puissance parcourt  $28 \times \frac{22}{7}$  ou 88 pouces; & puisqu'elle fait 30 tours par minute, à chaque seconde elle décrit donc 44 pouces, ou  $\frac{44}{12}$  de pied; c'est-à-dire que la vitesse  $u = \frac{44}{12} = \frac{11}{3}$ . La masse  $M = 25^{\text{th}}$ ,  $p = 30^{\text{p}}$ , 2 &  $t = 8^{\text{h}} = 28800''$ . Les substitutions faites, dans  $Mu + Mpt$ , on a  $Mu + Mpt = \frac{275}{3} + 21744000 = 21744092$ . C'est par ce nombre qu'on pourra juger si avec la force d'un homme, on peut attendre tel ou tel effet que l'on se propose. Par exemple, si l'on demande s'il est possible qu'un homme appliqué à la même machine que dans cet exemple, puisse mouvoir un poids de 60<sup>th</sup> avec une vitesse de 10 pieds par se-

conde, pendant 6 heures, on verra qu'on ne doit pas y compter. En effet, ici on auroit  $M = 50^b$ ;  $u = 10$ ;  $p = 30, 2$ ;  $t = 12600''$ ; ce qui donneroit  $Mu + Mpt = 600 + 39139200 = 39139800$  qui surpassant de beaucoup 21744092, fait voir qu'un seul homme travaillant continuellement pendant six heures n'est pas capable d'un pareil effort.

On peut remarquer, en passant, que dans ces deux exemples, la vitesse  $u$  avec laquelle l'homme est supposé mouvoir le poids, n'entre que pour très-peu de chose dans l'évaluation de la force; puisque dans le premier exemple, la quantité de mouvement qui répond à cette vitesse, est  $\frac{275}{3}$ ; & 600, dans le second; quantités qui sont très-petites à l'égard de 21744000, & 39139200. Ainsi, dans le second exemple, si l'on ne doit point attendre l'effet demandé, ce n'est pas parce que la vitesse doit être plus grande que dans le premier cas; mais parce que la masse, & le temps pendant lequel elle doit être mue, supposent dans la valeur de la puissance, une quantité de mouvement trop grande.

On peut donc, tant que la vitesse avec laquelle le moteur devra marcher, sera petite à l'égard de  $pt$ , c'est-à-dire, à l'égard de

celle qu'un corps pesant acquerroit en tombant librement pendant le temps durant lequel on veut que la force agisse, on peut, dis-je, prendre simplement pour mesure de la force, la quantité  $Mpt$ ; & l'on aura  $Mpt = 21744000$ . Ainsi, si la masse que l'on veut mouvoir avec une vitesse médiocre, si cette masse, dis-je, multipliée par la vitesse qu'un corps pesant acquerroit en tombant librement pendant le temps durant lequel la force doit agir, forme un produit au-dessous du nombre constant 21744000, ou qui le surpasse peu, on peut regarder la force comme suffisante pour l'effet proposé, la puissance agissant comme dans les deux exemples précédents. Mais si la vitesse avec laquelle le poids doit être mu, est comparable à celle qu'un corps pesant acquerroit pendant le temps de l'action de la force motrice; alors il faudra, du nombre constant 21744092, retrancher la quantité de mouvement  $Mu$  due à la vitesse avec laquelle le poids doit être mu; & si le poids multiplié par la vitesse qu'un corps pesant acquerroit pendant le temps que la machine doit être mue, forme un produit plus petit que le reste qu'on aura trouvé, la puissance pourra être jugée suffisante.

Il faut cependant observer que ceci suppose qu'un homme agissant avec une certaine vitesse, est capable du même effort que lorsqu'il agit lentement ; ce qui est d'autant moins exact que l'homme doit agir avec plus de vitesse. Au reste, c'est à l'expérience à fixer quel nombre on doit prendre alors au lieu de 21744092. La force n'en doit pas moins être mesurée par  $Mu + Mpt$  ; mais quand on aura déterminé par plusieurs expériences, une valeur de  $Mu + Mpt$ , on pourra l'employer pour toutes les vitesses qui ne différeront pas beaucoup de celle qui aura eu lieu dans l'expérience ; on pourra l'employer, dis-je, comme nous venons de voir qu'on devoit employer le nombre 21744000, dans les cas que nous venons d'examiner.

727. Dans tout ceci, nous avons fait abstraction du frottement. Lorsque la machine a atteint l'uniformité, qui est l'état où il convient de considérer les machines, l'effet du frottement doit être considéré comme constant, & on peut le comparer à une nouvelle masse qu'il s'agiroit de mouvoir avec la masse proposée. Ainsi, dans le même cas que ci-dessus, supposant que le frottement équivaut au poids d'une partie connue  $\frac{n}{m}$

de la masse  $M$ , cette résistance exigera de la part de la puissance, une quantité de mouvement  $= \frac{n}{m} Mpt$ ; enforte que  $Mu + \frac{n}{m} Mpt + Mpt$ , ou  $Mu + \left(\frac{n}{m} + 1\right) Mpt$ , sera la mesure de la force motrice.

Dans l'expérience ci-dessus, quoique l'Auteur qui la rapporte (Desaguilliers, *Cours de Physique Expérimentale*, Tom. II, pag. 594) n'ait point parlé de l'effet du frottement, on doit penser qu'il le comprend tacitement dans le résultat de l'expérience. Si donc on suppose qu'en égard à ce que l'axe a dû être d'un rayon beaucoup plus petit que celui du cylindre, le frottement ait été la douzième partie du poids, il faudra en négligeant  $Mu$ , comme on le peut ici, augmenter le nombre 21744000, de sa douzième partie; & alors la force d'un homme, en pareilles circonstances, doit être représentée par le nombre 23556000. On voit donc que pour être en état de donner une estimation suffisante de la force d'un homme, il faut préalablement s'affurer du rapport de la force du frottement, à celle du poids, dans l'expérience que l'on fait dans la vue de déterminer cette force. Alors si  $k$  est la valeur que cette expérience donne pour  $\left(\frac{n}{m} + 1\right) Mpt$ ,

on aura  $\left(\frac{n}{m} + 1\right) M p t = k$ , en négligeant  $Mu$ ; c'est-à-dire, lorsque  $u$  est petit par rapport à  $pt$ . Cette équation servira à juger dans toute autre supposition sur la valeur de  $\frac{n}{m}$ , si la force d'un homme suffira pour mouvoir le poids  $M$ , pendant le temps proposé  $t$ .

728. Dans tout ce que nous venons de dire, nous avons regardé l'agent, comme s'il agissoit immédiatement sur le poids, & comme s'il ne tiroit aucun avantage des circonstances locales & des machines. Plusieurs circonstances peuvent souvent permettre de compter sur un effet plus grand qu'il ne résulteroit des seules considérations que nous venons d'exposer. Par exemple, dans l'usage de la poulie, un homme peut ajouter à sa propre force, le poids de son corps, ou une bonne partie de ce poids; & il y a beaucoup d'autres circonstances, & de machines, où il peut s'en aider. Souvent le mouvement n'est pas continu, mais se fait par reprises comme il arrive dans la poulie; & s'il y a de la perte de temps, il peut y avoir aussi un bénéfice en ce que par les repos alternatifs, l'agent peut être plus long-temps capable de la même action. Nous ne nous arrêterons point à ces

détails dont il fera toujours facile de tenir compte, en suivant l'esprit de ce que nous venons de dire, & sur-tout en s'appuyant sur des expériences, dans lesquelles on ait eu soin de discuter ce qui appartient à chacune des causes dont l'action de la force motrice dépend.

On dit très-communément, qu'un homme, par un travail continué pendant environ huit heures, ne peut exercer qu'un effort de 25<sup>lb</sup>. On voit par ce qui précède, qu'un pareil énoncé ne détermine pas suffisamment quelle est la valeur de cette force; outre qu'il est nécessaire d'avoir égard à la vitesse avec laquelle cet homme agit, il ne l'est pas moins d'avoir égard à la manière dont son action est appliquée, & à beaucoup d'autres circonstances dont l'énumération nous meneroit trop loin. Il faut quand les circonstances viennent à varier, faire précéder le calcul, par des expériences relatives à ces circonstances.

729. Quoique nous n'ayons considéré que le cas où le poids transmet toute sa résistance à la puissance, il n'en est pas moins facile, d'après ce que nous avons dit sur le rapport du poids à la puissance, dans chaque machine, de déterminer de même, si à l'aide de telle ou telle machine, une puis-

fance proposée produira un effet proposé. Par exemple, dans le treuil, si le rayon du cylindre est  $r$ , & celui de la roue  $R$ ; pour que le poids se meuve avec la vitesse  $u$ , il faut que la puissance y ait employé une quantité de mouvement  $\frac{Mur}{R}$ ; & puisque pendant le temps  $t$ , l'action de la pesanteur fait passer dans le corps  $M$ , la quantité de mouvement  $Mpt$ , la puissance doit employer à soutenir cet effort, la quantité de mouvement  $\frac{Mpt r}{R}$ ; enfin si le frottement est équivalent à la partie  $\frac{n}{m}$  de la masse  $M$  supposée appliquée à la distance  $r$ , la puissance aura encore à employer la quantité de mouvement  $\frac{n}{m} \frac{Mpt r}{R}$ , enforte que pour juger si la puissance pourra mouvoir avec la vitesse  $u$ , pendant le temps  $t$ , la masse  $M$ , sur un treuil dont le rayon du cylindre seroit  $r$ , & celui de la roue,  $R$ ; il faudra déterminer, par expérience, la valeur de  $\frac{Mur}{R} + \left(\frac{n}{m} + 1\right) \frac{Mpt r}{R}$ , en appliquant à un treuil de dimensions & d'un frottement connus, un moteur qui meuve une masse connue; & observant le temps, pendant lequel ce moteur peut continuer son action; alors si  $k$  est la valeur qu'on aura trouvée en mettant pour  $M, u, r, R,$



$\frac{n}{m}$ , &  $t$ , les valeurs que ces quantités ont eues dans l'expérience, il faudra dans tout autre cas, que  $\frac{Mur}{R} + \left(\frac{n}{m} + 1\right) \frac{Mpt}{R}$  n'ait pas une valeur plus grande que  $k$ .

Pareillement, sur le plan incliné, la puissance tirant parallèlement au plan, avec une vitesse  $u$ ; si l'on appelle  $i$  l'inclinaison du plan,  $Mpt \sin i$  sera (672) la quantité de mouvement que la pesanteur fera passer successivement dans le mobile suivant la direction du plan, pendant le temps  $t$ ; ainsi la puissance aura dû employer une quantité de mouvement  $= Mu + Mpt \sin i$ ; & si le frottement est une partie  $\frac{n}{m}$  du poids, elle aura dû employer une quantité de mouvement  $= Mu + Mpt \sin i + \frac{n}{m} Mpt$ . Ayant donc déterminé, par expérience, une valeur de  $Mu + Mpt \sin i + \frac{n}{m} Mpt$ , il faudra, lorsqu'on voudra déterminer si la même puissance peut mouvoir une masse déterminée  $M$ , avec une vitesse connue  $u$ , pendant un temps connu  $t$ , sur un plan dont l'inclinaison est  $i$ , & sur lequel le frottement est une partie connue du poids; il faudra, dis-je, examiner si la valeur qu'aura alors  $Mu + Mpt \sin i + \frac{n}{m} Mpt$  est plus petite que celle

de l'expérience, ou tout au plus égale; & alors la chose sera possible.

Si le temps  $t$ , pendant lequel la machine doit être en mouvement, n'étoit pas donné; mais que l'on connût l'espace que la puissance ou le poids doit parcourir; par exemple, celui que le poids doit parcourir avec la vitesse  $u$ ; alors comme on suppose que le mouvement est uniforme, si l'on appelle  $E$  l'espace qu'on a dessein que le poids parcourre, on mettroit au lieu de  $t$  sa valeur  $\frac{E}{u}$  ( 185 ).

Telle est, en substance, la manière dont on doit se conduire dans l'évaluation des forces appliquées aux machines. Chaque machine peut exiger des considérations particulières eu égard à la nature de l'agent, & à la manière dont il peut être appliqué à cette machine. Mais c'est toujours en remontant à la quantité de mouvement que cet agent doit consommer, qu'on estimera s'il est capable d'un effet proposé; & les principes que nous venons d'exposer, pourront guider utilement dans ces recherches.

### *Appendice.*

730. Nous allons placer ici quelques additions à divers endroits de cet Ouvrage. Nous nous étions proposés de les rendre plus nombreuses; mais nous ne pourrions y satisfaire sans grossir trop ce volume.

Tout ce que nous avons dit sur le choc & la résistance des fluides,

fluides, depuis le n° 375, renferme la théorie ordinaire de ce choc. Mais il ne faut pas dissimuler que cette théorie n'est pas aussi conforme à l'expérience qu'il seroit à désirer. L'expérience confirme assez bien le principe que les résistances sont (toutes choses d'ailleurs égales) proportionnelles au carré de la vitesse; mais elle s'accorde peu avec celui qui établit que les résistances sont proportionnelles au carré du sinus d'incidence. Elle ne confirme point, non plus, cet autre principe, qu'à incidences & à vitesses égales, la résistance sur des surfaces planes, soit proportionnelle à l'étendue de ces surfaces, en sorte qu'on ne doit regarder les règles que l'on a eues jusqu'ici sur le choc des fluides, que comme des limites des véritables règles. Au reste, une théorie plus rigoureuse demanderoit un ouvrage à part, & un très-grand nombre d'expériences. Voyez le *Traité de la résistance des Fluides* de M. d'Alembert, & l'*Hydrodynamique* de M. Daniel Bernouilli.

731. Nous avons démontré (466) qu'un corps qui tombe par un arc de courbe quelconque, a dans quelque point que ce soit, la même vitesse que s'il étoit tombé verticalement de la hauteur du point d'où il est parti, au-dessus de celui où il est actuellement. Ainsi, si un corps tombe par l'arc  $AD$  (*Fig.* 200) il aura au point  $D$  la même vitesse que s'il étoit tombé le long de  $FD$ ,  $AF$  étant horizontale, &  $CD$  verticale. Par la même raison s'il tombe par l'arc  $BD$ , il aura au point  $D$  la même vitesse que s'il étoit tombé le long de  $ED$ . Or si on laissoit tomber un corps successivement, du point  $F$  & du point  $E$ , il auroit (199) en arrivant en  $D$ , des vitesses qui seroient comme les racines carrées des hauteurs; & (*Geom.*

170) si  $ABD$  est un arc de cercle, on a  $\sqrt{DF} : \sqrt{DE} :: AD : BD$ ,  $AD$  &  $BD$  étant les cordes des arcs  $ABD$  &  $BD$ ; donc les vitesses acquises en tombant le long des arcs quelconques  $ABD$ ,  $BD$ , dont la tangente au point le plus bas est horizontale, sont entr'elles comme les cordes de ces arcs. Ainsi, si l'on veut faire naître dans un mobile une vitesse double, triple, &c. de celle qu'auroit au point  $D$ , un autre mobile tombant par l'arc  $BD$ , il n'y a qu'à faire tomber ce premier, par l'arc  $ABD$  dont la corde soit double, triple, &c. de la corde  $BD$ .

Et si l'on veut faire naître dans un mobile une vitesse connue, par exemple, une vitesse de 4 pieds par seconde; il n'y a qu'à déterminer par ce qui a été dit (207) de quelle hau-

G g

teur un corps devoit tomber pour acquérir une vitesse de 4 pieds par seconde ; & ayant pris sur la verticale  $DC$ , une ligne  $DF$  égale à cette hauteur ; à un point  $C$  pris au-delà, sur  $DC$ , on attachera un fil de la longueur  $DC$ , & y ayant suspendu le mobile, on l'écartera au point  $A$  où la perpendiculaire  $FA$  coupe l'arc  $DA$  ; alors ce mobile parti du point  $A$ , aura en  $D$  la vitesse de 4 pieds par seconde ; c'est-à-dire, la vitesse demandée. Ces propriétés & celle de l'égalité de durée des chûtes par les petits arcs de cercle, sont le fondement de la machine, avec laquelle on fait, en Physique, les expériences sur le choc des corps. Voyez les *Leçons de Physique* de M. l'Abbé Nollet, la *Physique de s'Gravesande*, & autres.

732. Nous avons dit (567) que les oscillations d'un corps de volume fini ne se faisoient point comme celle d'un corps dont la masse pourroit être censée concentrée en un point, lorsque le corps oscille à l'aide d'un fil parfaitement flexible, voici comment on doit alors déterminer les oscillations, en les supposant très-petites.

Soit  $C$  (*Fig. 201*) le point autour duquel le corps  $DihD$  attaché par le point  $D$ , au fil  $DC$ , tourne d'un mouvement commun avec le fil, tandis que ce corps fait autour du point mobile  $D$  des oscillations particulières. Si par le centre de gravité  $b$ , on conçoit la verticale  $ah$  qui rencontre en  $a$  la direction  $CD$  du fil, prolongée ; on pourra regarder la pesanteur comme agissant au point  $a$ , & l'y décomposer en deux forces, l'une suivant  $CDg$  qui sera détruite, l'autre suivant la ligne  $af$  perpendiculaire à  $CDg$ . Cette dernière ne passant point par le centre de gravité, donnera (321) à ce centre, ainsi qu'à toutes les parties, un mouvement perpendiculaire à  $CD$ , & qui sera le même que si cette force eût été appliquée au centre de gravité ; & de plus, les parties tourneront autour du centre de gravité, ce mouvement se fera dans le sens  $hiD$  ; déterminons donc ces deux mouvements.

Nommons  $x$  l'angle très-petit  $DCZ$  qui est égal à  $gah$ . Du point  $b$  au point  $D$ , concevons la ligne  $bD$  que nous nommerons  $a$ , & soit  $y$  l'angle très-petit  $Db a$  ;  $x$  &  $y$  sont les arcs décrits du rayon  $= r$ , & qui mesurent ces angles. Si l'on nomme  $p$  la vitesse que la pesanteur donne à un corps pesant, en une seconde de temps, on aura  $p dt$  pour la vitesse avec laquelle le corps tend à descendre suivant  $ab$  ; donc (233) la vitesse suivant  $af$  sera  $p dt \sin x$  ou  $px dt$ , à

causé que  $x$  est très-petit. Toutes les parties du corps tendent donc à se mouvoir avec cette vitesse, perpendiculairement à  $CD$ , & par conséquent aussi perpendiculairement à  $CZ$ , puisque l'angle  $DCZ$  est supposé très-petit; ainsi le point  $D$  tend à se mouvoir avec la vitesse  $pxdt$ .

Mais ce point  $D$  tend, en même temps, (594) à tourner en vertu de l'action suivant  $af$ , avec une vitesse  $dv = \frac{Mpxdt}{\sum mrr} \times b \times bD$ ,  $M$  étant la masse du corps, &  $\sum mrr$  la somme des produits de ses particules, par les carrés de leurs distances à  $b$ .

Or dans le triangle  $b a D$ , on a  $ba = \frac{bD \times \sin bDa}{\sin baD}$   $= bD \times \frac{\sin(bag - abD)}{\sin bag} = bD \times \frac{bag - abD}{bag}$  à cause des angles

très-petits; on a donc  $ba = a \times \frac{x-y}{x}$ . Et dans le triangle rectangle  $abe$ , on a  $be = ab \times \sin ba e = ab$ , parce que l'angle  $bae$  est très-approchant d'un angle droit. Donc  $be = a \times \frac{x-y}{x}$ ; donc  $dv = \frac{Mpxdt}{\sum mrr} \times \frac{x-y}{x} \times aa = \frac{Mpa^2(x-y)dt}{\sum mrr}$ .

Cela posé, le mouvement de  $D$  vers  $E$  est donc accéléré 1<sup>o</sup> de la quantité  $pxdt$  qui est commune à toutes les parties du corps: 2<sup>o</sup> de la quantité  $dv$  ou  $\frac{Mpa^2(x-y)dt}{\sum mrr}$ . Mais

si l'on nomme  $CD, l$ ; on aura  $DE = l \sin x = lx$ ; & l'accroissement de la vitesse suivant  $DE$  sera  $d\left(\frac{-ldx}{dt}\right)$ ; parce que  $t$  croissant,  $x$  diminue. On aura donc.....

$$pxdt + \frac{Mpa^2(x-y)dt}{\sum mrr} = ld\left(\frac{-dx}{dt}\right), \text{ ou.....}$$

$$\left(px + \frac{Mpa^2}{\sum mrr}(x-y)\right) dt^2 = -lddx, \text{ en supposant } dt \text{ constant.}$$

Pareillement, puisque  $y$  exprime l'angle  $abd$ , on aura  $ay$  pour l'arc décrit du rayon  $bD$ , & compris entre les côtés de cet angle; donc  $\frac{-ady}{dt}$  sera la vitesse du point  $D$  en

vertu de la rotation, &  $\frac{-a ddy}{dt}$  fera l'accélération de cette

vitesse; c'est-à-dire, fera  $d^2v$ ; on aura donc.....

$$\frac{Mpa^2(x-y)dt^2}{\int mrr} = -a ddy, \text{ ou } \frac{Mpa(x-y)dt^2}{\int mrr} = -ddy.$$

Il ne s'agit donc que d'intégrer les deux équations.....

$$\left( px + \frac{Mpa^2}{\int mrr} (x-y) \right) dt^2 = -l dx, \text{ \& } \frac{Mpa(x-y)}{\int mrr} dt^2 = -ddy;$$

ce qui est facile par la méthode donnée (178).

733. D'après ce que nous avons dit sur le levier, sur la mesure de la résistance des fluides, & sur la manière de mesurer les forces, voici comment on peut traiter le mouvement des rames.

Nous supposons, pour plus de simplicité, que l'angle décrit par la rame pendant qu'elle est plongée, est fort petit; en sorte que l'angle sous lequel chaque partie de la surface choque l'eau, sera censé le même, & droit. Nous numérons  $a$  la partie  $AB$  (Fig. 202) de la rame, comprise entre l'apostis ou appui  $B$ , & le point  $A$  où le Rameur est appliqué;  $b$  la partie  $BC$  qui ne plonge point dans l'eau;  $c$  la longueur  $BD$  depuis le point  $B$ , jusqu'à l'extrémité de la rame;  $x$  la distance d'un point quelconque de la partie  $CD$ , au point  $B$ ;  $l$  la largeur de la surface qui choque l'eau;  $v$  la vitesse avec laquelle le point  $A$  tourne autour de  $E$ ;  $u$  la vitesse actuelle avec laquelle la galere avance.

Cela posé, le point  $A$  tournant avec la vitesse  $v$ , le point situé à la distance  $x$ , tourne avec la vitesse  $\frac{vx}{a}$  en sens contraire à la vitesse  $u$ ; donc puisque par cette dernière, la galere & par conséquent la rame avance en sens contraire, le point en question ne rencontre l'eau, qu'avec la vitesse  $\frac{vx}{a} - u$ .

Concevons la surface de la partie de la rame, qui plonge, composée de petits rectangles dont la base soit  $l$ , & la hauteur  $dx$ ; la surface de chacun sera  $ldx$ ; donc si  $D$  est la densité de l'eau, on aura conformément à ce qui a été dit (404 & suiv.)  $nD \left( \frac{vx}{a} - u \right)^2 l dx dt$  pour le choc que la portion  $ldx$  de la surface de la rame, fait contre l'eau, & par conséquent le choc que fait toute la surface plongée sera

$\int n D \left( \frac{v x}{a} - u \right)^2 l dx dt$ ; c'est-à-dire, égal à l'intégrale de cette quantité, prise en regardant  $x$  seule comme variable.

Or cette quantité est la même que  $\int n D l dt \left( \frac{v^2 x^2 dx}{a^2} - \frac{2uvx dx}{a} + u^2 dx \right)$ , dont l'intégrale est  $n D l dt \left( \frac{v^2 x^3}{3 a^2} - \frac{uvx^2}{a} + u^2 x \right) + C$ . Soit  $L$  le point de la rame qui tourne autour de  $B$  avec la même vitesse que la galere s'avance. Sa distance  $x$  au point  $B$  sera donc telle que  $\frac{v x}{a} - u = 0$ , ou  $x = \frac{a u}{v}$ . Les points qui sont entre  $L$  &  $D$  seront choqués comme nous l'avons supposé jusqu'ici; les points qui sont entre  $L$  &  $C$ , le seront en sens contraire; & le point  $L$  n'éprouvera aucun choc. Ainsi, pour avoir l'impulsion qui se fait véritablement sur  $CD$ ; il faut, de celle qui se fait depuis  $L$  jusqu'en  $D$ , retrancher celle qui se fait depuis  $L$  jusqu'en  $C$ . Pour avoir la première, il faut faire  $x = \frac{a u}{v}$ , puis  $x = c$ , & retrancher le premier résultat du second. Pareillement, pour avoir la seconde, il faut faire  $x = \frac{a u}{v}$ , puis  $x = b$ , & retrancher le second résultat du premier; alors la différence des deux restes sera l'impulsion cherchée, quelque part où soit le point  $L$ ; soit qu'il soit entre  $C$  &  $D$ , soit qu'il soit ailleurs. Faisant donc ces opérations, on aura  $n D l dt \left[ \frac{v^2 c^3 + v^2 b^3}{3 a^2} - v u \left( \frac{c^2 + b^2}{a} \right) + u^2 (b + c) - \frac{2 a u^3}{3 v} \right]$ , que, pour abrégér, nous représenterons par  $n D l Q dt$ .

La résistance que l'eau oppose au choc de la partie  $CD$ , & qui est égale à ce choc, équivaut à une force qui frapperoit la partie  $CD$  en sens contraire à son mouvement de rotation; ainsi il faut concevoir la rame  $AD$ , comme si elle étoit poussée en un certain point  $I$  par une force égale à la résistance de l'eau, tandis que le Rameur soutiendrait cet effort, par son action sur le point  $A$ ; c'est-à-dire, que les choses se passent, comme si la rame étant fixement attachée à la galere & ne faisant qu'un même corps avec elle, la partie  $CD$  étoit frap-

pée avec une force  $= nDlQdt$  : cet effort feroit donc non-seulement avancer la galere ; mais il la feroit tourner, si une rame pareille  $EH$  éprouvant un pareil effort, ne contre-balançoit ce mouvement de rotation. Ainsi, par l'action des deux rames, il passe dans la galere une quantité de mouvement  $= 2nDlQdt$  : & si  $N$  est le nombre des rames,  $N$  étant un nombre pair,  $NnDlQdt$  sera la quantité de mouvement qui passe dans la galere. Or, cette quantité de mouvement se partage entre la masse  $M$  de la galere, & la résistance de l'eau sur la proue ; donc si l'on appelle  $S$  la surface qui, étant exposée au choc direct de l'eau, éprouveroit la même résistance qu'éprouve actuellement la proue, on aura  $NnDlQdt = Mdu + nDSu^2dt$ , & par conséquent

$$du = \frac{(NnDlQ - nDSu^2)dt}{M}.$$

Concevons maintenant que les quantités  $M, N, S, u, v$ , &c. restant les mêmes, on fasse quelques changements aux quantités  $b$  &  $c$  qui entrent dans  $Q$  ; il est clair que la valeur de  $du$  pourra varier par ces changements. Donc si l'on veut savoir quel rapport il doit y avoir entre  $b$  &  $c$  pour que les degrés  $du$  de vitesse communiqués à chaque instant, par la rame, soient les plus grands qu'il est possible, il faut différencier cette valeur de  $du$  en regardant  $b$  &  $c$ , seuls, comme variables, & égaler cette différentielle, à zéro. On aura donc  $dQ=0$ , pour l'une des équations qui doivent servir à déterminer les meilleures dimensions des rames.

Imaginons que  $b$  &  $c$  soient déterminés, & considérons le mouvement de la galere, lorsqu'il est parvenu à l'uniformité. Alors on a  $du=0$ , puisque la vitesse ne reçoit plus ni augmentation ni diminution. L'équation ci dessus se réduit donc à  $NnDlQdt = nDSu^2dt$ , ou  $NlQ = Su^2$ , équation qui donnera la valeur de  $u$ .

Mais outre cette équation, il y a encore une autre condition à remplir. Pour que la force appliquée en  $A$  soutienne l'effort de la résistance de l'eau considéré comme dirigé suivant  $KI$  ; il faut, en se représentant la rame  $AD$  comme un levier dont l'appui seroit en  $B$  ; il faut, dis-je, que le moment de la force appliquée en  $A$ , soit égal à la somme des moments des efforts que la résistance de l'eau fait sur les différents points de  $CD$ .

Soit  $P$  la masse que pourroit soutenir immédiatement le



Rameur, pendant le temps  $t$  de son action contre l'eau, en faisant le même effort qu'il fait à chaque instant sur la rame, quand le mouvement est parvenu à l'uniformité; la force totale du Rameur sera donc  $Ppt$  (724). Et si  $N'$  exprime le nombre des Rameurs appliqués à une même rame, leur force sera  $N'Ppt$ ; donc celle qui est consumée à chaque instant  $dt$ , sera  $N'Pdt$ ; & le moment de cette force à l'égard du point  $B$ , sera  $a'N'Ppdt$ ,  $a'$  étant la distance de  $B$ , au point où passe l'effort total  $N'Ppdt$ .

Puisque le choc de l'eau contre une partie quelconque  $ldx$  de la surface de la rame, est  $nD\left(\frac{vx}{a} - u\right)^2 ldx dt$ ; le moment de cet effort sera  $nD\left(\frac{vx}{a} - u\right)^2 lxdx dt$ ; & la somme des moments sera  $\int nD\left(\frac{vx}{a} - u\right)^2 lxdx dt$ ; c'est-à-dire,

$$\int n l D dt \left( \frac{v v x^3 dx}{a^2} - \frac{2 u v x^2 dx}{a} + u u x dx \right), \text{ ou}$$

$$n l D dt \left( \frac{v v x^4}{4 a^2} - \frac{2 u v x^3}{3 a} + \frac{u u x^2}{2} \right) + C. \text{ Faisant donc}$$

comme ci-dessus (& par la même raison)  $x = \frac{au}{v}$ , puis  $x = c$ , & retranchant le premier résultat du second; faisant ensuite  $x = \frac{au}{v}$ , puis  $x = b$ , & retranchant le second résultat du premier; prenant enfin la différence des deux restes,

$$\text{on aura } n l D dt \left[ \frac{v^2 c^4 + v^2 b^4}{4 a^2} - \frac{2 u v}{3 a} (c^3 + b^3) + \frac{u u}{2} (c^2 + b^2) - \frac{1}{6} \frac{a^2 u^4}{v^2} \right] \text{ pour la somme des moments}$$

que pour abrégé, nous représenterons par  $n l D Q' dt$ . Nous aurons donc  $a'p N'P dt = n l D Q' dt$ , ou  $a'p N'P = n l D Q'$ . Ainsi, nous avons ces trois équations,  $dQ = 0$ ;  $NlQ = Su^2$ , &  $a'p N'P = n l D Q'$ .

On différenciera donc  $Q$ , en regardant  $b$  &  $c$ , seules, comme variables; puis de la seconde de ces trois équations comparée avec la troisième, on éliminera  $u$ ; & on substituera dans  $dQ = 0$ , la valeur de  $u$  qu'on trouvera en procédant à

G g 4

l'élimination. Alors on aura deux équations dont l'une renfermera les variables  $b$  &  $c$ , & leurs différences  $db$  &  $dc$ ; la seconde renfermera ces mêmes variables sans leurs différences. On différenciera celle-ci, pour en tirer une valeur de  $dc$  en  $db$ , laquelle étant substituée dans la première, on aura après avoir divisé par  $db$ , une seconde équation finie entre  $b$  &  $c$ . Alors à l'aide de ces deux équations finies, on éliminera  $b$  ou  $c$ , & l'on aura l'équation qui déterminera l'inconnue restante.

Tel est le calcul que l'on a à faire pour déterminer les dimensions les plus parfaites qu'on puisse donner aux rames; & puisque le problème est déterminé, ainsi qu'on le voit par ce qui précède, il est donc évident qu'il y a non-seulement un rapport déterminé entre la longueur  $BD$ , & celle de la partie  $BC$  qui sort de l'eau, mais encore, que les dimensions de ces deux parties, ont chacune un rapport déterminé avec  $AB$ ; en sorte que tout autre rapport donneroit une rame moins parfaite.

Il est vrai que le calcul qui reste à faire pour déterminer ces dimensions, sera composé; mais c'est la nature de la question qui le veut ainsi; du moins en supposant les loix & la mesure de la résistance, telles qu'on les a admises jusqu'ici. Au reste, quand ces loix différeroient sensiblement, on auroit toujours la même méthode à suivre.

Si sans s'attacher aux dimensions les plus parfaites de la rame, on veut seulement déterminer entre toutes les rames dont la partie qui sort de l'eau, est de même longueur, celle qui peut produire le meilleur effet; alors on résoudra la question, en traitant  $b$  comme constant, dans l'équation  $dQ = 0$ ; c'est-à-dire, qu'on fera  $db = 0$ ; le calcul sera alors un peu moins composé.

Enfin, si sans prétendre à aucun *maximum*, on veut seulement déterminer la longueur que doit avoir  $BD$  pour une longueur  $BC$  prise arbitrairement; déterminer, dis-je, la longueur que  $BD$  doit avoir pour que le mouvement soit tel qu'on se le propose, c'est-à-dire, pour que le Rameur avec la vitesse  $v$  pendant le temps  $t$  déterminé par la valeur supposée connue de la force  $Ppt$  du Rameur; on omettra l'équation  $dQ = 0$ ; & ayant éliminé  $u$ , à l'aide des deux autres équations, on aura une équation indéterminée entre  $b$  &  $c$ , qui pour chaque valeur de  $b$  prise arbitrairement, donnera la valeur correspondante de  $c$ .

Enfin par la valeur de  $u$ , & le temps  $T$ , on aura l'espace

parcouru; sur quoi il faut observer que par  $T$ , on ne doit point entendre la même chose que par  $t$ .  $t$  exprime la somme des temps pendant lesquels le Rameur peut agir pour vaincre la résistance de l'eau, & ne comprend point ceux pendant lesquels la rame est hors de l'eau; au lieu que  $T$  comprend ces deux durées. C'est à l'expérience à décider le rapport de  $t$  à  $T$ .

734. C'est encore par les mêmes principes, qu'on peut résoudre la question de la position & des dimensions des ailes des moulins à vent.

Soit  $LCK$  (Fig. 203) l'axe;  $CIH$  le plan de l'aile;  $DE$  parallèle à  $LK$ , la direction du vent;  $DG$  le petit arc que décrit actuellement pendant un instant, le point  $D$ , en vertu de la rotation. Concevons par  $GD$  &  $LE$  un plan  $EGDF$  dont la section avec la surface de l'aile soit  $IH$ . Que  $DE$  &  $DC$  représentent la vitesse du vent, & celle du point  $D$  de l'aile. Si l'on imagine la vitesse  $DE$ , décomposée en deux autres  $DG$  &  $DF$ , c'est en vertu de la vitesse  $DF$  que le vent agit sur l'aile; & si l'on nomme  $CD$ ,  $x$ ;  $l$ , la largeur  $IH$  de l'aile, largeur que, pour plus de simplicité, je suppose très-petite en comparaison de la longueur, on aura  $n'D' \times \overline{DF}^2 \times \sin^2 FDH \times l dx dt$  pour l'impulsion sur la petite surface élémentaire  $l dx$ , de l'aile (404). Et comme cette impulsion s'exerce perpendiculairement à cette surface, & dans le plan  $GDFE$  ou  $EIH$ , si on la conçoit décomposée en deux autres, l'une suivant  $DE$ , l'autre suivant  $DG$ ; la première sera détruite par la résistance de l'aile; la seconde sera celle qui tend à accélérer le mouvement de rotation. Or avec un peu d'attention, on verra que cette seconde a pour expression  $n'D' \times DF^2 \times \sin^2 FDH \times l dx dt \times \cos EDH$ . Par conséquent le moment de cette force sera  $n'D' \times DF^2 \times \sin^2 FDH \times l x dx dt \cos EDH$ ; & la somme des moments de toutes les forces semblables qui agissent sur les autres points de l'aile, sera  $\sin^2 n'D' \times \overline{DF}^2 \times \sin^2 FDH \times l x dx dt \cos EDH$ . Soit  $P$  la masse qui, étant appliquée à une distance connue  $a$ , de l'axe, y feroit par son inertie la même résistance que toute la machine fait par la sienne;  $v$  la vitesse de rotation du point situé à la distance  $a$ . Soit  $P'$  la masse qui, étant appliquée à la même distance  $a$ , feroit par son poids, la même résistance que le frottement & les autres obstacles différents de l'inertie, occasionnent à chaque instant  $dt$ ;  $P' p dt$  sera

la résistance résultante de ces obstacles, &  $P'padt$  sera son moment. Pareillement  $Pdv$  sera la quantité de mouvement qui passera dans la machine, &  $Padv$  en sera le moment. Donc si  $N$  est le nombre des ailes, il faudra que  $Padv + P'padt = N \int n' D' \times D F^2 \times \sin^2 FDH \times l x dx dt \cos EDH$ ; ou en faisant, pour abrégér, cette dernière quantité  $= Qdt$ , il faudra que  $Padv + P'padt = Qdt$ . Donc  $dv = \frac{Q - P'pa}{Pa} dt$ .

Observons maintenant, que si toutes les quantités qui entrent dans le second membre de cette équation, restant les mêmes, à l'exception de celles qui déterminent les dimensions & la position de l'aile, on venoit à faire varier celles-ci; la valeur de  $dv$  variroit en même temps. Donc si l'on veut savoir quelles doivent être ces dernières quantités, pour que  $dv$  soit la plus grande qu'il est possible; c'est-à-dire, pour que l'action du vent fasse passer dans la machine plus d'action qu'elle ne feroit pour toutes les autres dimensions & toute autre position de l'aile, il n'y a autre chose à faire qu'à différencier cette valeur de  $dv$  en ne regardant comme variables, que les quantités qui dépendent des dimensions & de la position de l'aile, & égaliser cette différentielle à zéro. On aura donc  $dQ = 0$ , la différentielle  $dQ$  étant prise dans cette supposition.

Concevons que les dimensions & la position de l'aile soient telles qu'il convient pour le plus grand effet, & représentons-nous la machine, arrivée à l'état d'uniformité de mouvement: on aura  $dv = 0$ , & par conséquent  $Qdt = P'padt$ , ou  $Q = P'pa$ ; on a donc pour déterminer les meilleures dimensions, & la meilleure position de l'aile, les deux équations suivantes,  $dQ = 0$ , &  $Q = P'pa$ . Déterminons l'expression analytique de  $Q$ .

Soit  $u$  la vitesse du vent; puisque  $v$  est la vitesse de rotation d'un point situé à la distance  $a$ , de l'axe,  $\frac{vx}{a}$  sera celle du point  $D$ ; & l'on aura  $DE : DG :: u : \frac{vx}{a}$ ; c'est-à-dire, qu'on pourra supposer  $u$  représentée par  $DE$ ; &  $\frac{vx}{a}$  par  $DG$ . On aura donc à cause de l'angle droit  $EDG$ ,  $GE$  ou  $DF = \sqrt{uu + \frac{v v x x}{a a}} = \frac{\sqrt{a a u u + v v x x}}{a}$ .

Dans le triangle  $DEF$ , on aura donc . . . . .

$$\sin EDF = \frac{v x}{\sqrt{a a u u + v v x x}}, \text{ \& } \cos EDF = \frac{a u}{\sqrt{a a u u + v v x x}}.$$

Soit l'angle  $EDH$ , qui est égal à celui que le plan de l'aile fait avec l'axe,  $= y$ . On aura  $\sin FDH = \sin(LDH - EDF) =$

$$\sin EDH \cos EDF - \sin EDF \cos EDH = \frac{a u \sin y - v x \cos y}{\sqrt{a a u u + v v x x}};$$

Donc  $DF^2 \times \sin^2 FDH = \left( \frac{a u \sin y - v x \cos y}{a} \right)^2$ ; ainsi la

quantité  $Qdt$  deviendra  $n'ND'ldt \cos y \left( \frac{a u \sin y - v x \cos y}{a} \right)^2 \cos y x dx$

ou  $\frac{n'ND'ldt \cos y}{a a} \int (a a u^2 \sin^2 y \cdot x dx - 2 a u v \sin y \cos y \cdot x^2 dx + v v \cos^2 y \cdot x^3 dx)$ , c'est-à-dire,  $\frac{n'ND'ldt \cos y}{a a} \left( \frac{a a u^2 \sin^2 y \cdot x^2}{2} - \frac{2 a u v x^3 \sin y \cos y}{3} + \frac{v^2 x^4 \cos^2 y}{4} \right) + C$ .

Or il est facile de voir que les points de l'aile qui sont tellement situés que  $a u \sin y$  soit plus petit que  $v x \cos y$ , au lieu d'être frappés par le vent, frappent l'air, au contraire; en sorte qu'au lieu d'ajouter l'impulsion pour ces points, on doit la retrancher de celle qui se fait sur les points qui sont en-deçà.

Donc puisque ces points commencent à la distance  $x = \frac{a u \sin y}{v \cos y}$ ,

il faut, pour avoir le moment de l'impulsion totale, faire dans l'intégrale qu'on vient de trouver; 1°  $x = \frac{a u \sin y}{v \cos y}$ , puis

$x = b$ ,  $b$  étant la distance de la naissance de la surface de l'aile, à l'axe; & retrancher le second résultat du premier : 2° faire

$x = \frac{a u \sin y}{v \cos y}$ , puis  $x = c$ ;  $c$  étant la distance de l'axe, à l'extré-

mité de l'aile, qui en est le plus éloignée, & retrancher le premier résultat du second : 3° enfin, retrancher ce second reste du premier.

Faisant ces opérations, on aura  $Qdt = . . . . .$   
 $\frac{n'ND'ldt \cos y}{a a} \left( \frac{1}{6} \frac{a^4 u^4 \sin^4 y}{v v \cos^2 y} + \frac{2}{3} a u v \sin y \cos y (b^3 + c^3) - \frac{1}{2} a a u^2 \sin^2 y (b^2 + c^2) - \frac{1}{4} v^2 \cos^2 y (b^4 + c^4) \right)$ . Ainsi, pour

déterminer les meilleures dimensions, & la meilleure position de l'aîle, on a 1<sup>o</sup> l'équation  $dQ = 0$ , (la différentielle de  $Q$ , étant prise en ne faisant varier que  $b$ ,  $c$  &  $y$ ) : 2<sup>o</sup>. l'équation

$$P'pa = \frac{n'ND'l \cos y}{aa} \left( \frac{\frac{1}{8} a^2 u^2 \sin^2 y}{v v \cos^2 y} + \frac{2}{3} a u v \sin y \cos y (b^3 + c^3) - \frac{1}{2} a a u^2 \sin^2 y (b^3 + c^3) - \frac{1}{4} v^2 \cos^2 y (b^4 + c^4) \right).$$

Comme la vitesse  $u$  du vent, est censée ici, une des données, on tirera de cette dernière équation, la valeur de  $v$  que l'on substituera dans l'équation  $dQ = 0$ ; après quoi on égalera séparément, à zéro, le coefficient de  $dy$ , celui de  $db$ , & celui de  $dc$ ; & l'on aura trois équations pour déterminer  $b$ ,  $c$  &  $y$ .

Si l'on suppose la vitesse  $u$  du vent, incomparablement plus grande que  $v$ ; c'est-à-dire,  $v = 0$ , à l'égard de  $u$ , notre dernière équation se réduit à  $0 = \frac{n'ND'l \cos y}{aa} \times \frac{1}{8} a^2 u^2 \sin^2 y$

qui donnent  $\cos y = 0$ , &  $\sin y = 0$ , valeurs qui n'ont rien que de très-plausible, puisqu'il est très-évident en effet, que la vitesse  $v$  sera 0, toutes les fois que l'aîle sera dans un même plan avec l'axe, ou qu'elle lui sera perpendiculaire. Cependant, les Auteurs qui, les premiers ont tenté cette question, ont trouvé que l'aîle devoit être inclinée à l'axe, de  $54^\circ 44'$ . Pourquoi donc notre solution, d'ailleurs plus générale, semble-t-elle ne point donner cette solution particulière? en voici la raison. Nous avons conclu l'équation  $dQ = 0$ , de l'équation  $dv =$

$$\frac{Q - P'pa}{Pa} dt, \text{ dans laquelle pour que } dv \text{ soit un maximum,}$$

il faut que  $d(Q - P'pa) = 0$ . Et comme  $P'pa$  est une constante; cette équation donne simplement  $dQ = 0$ . Mais si  $Q$ , ainsi que  $P'pa$  sont infinis, & diffèrent d'une quantité finie, il est clair que l'équation  $dQ = 0$  renfermera cette quantité infinie, & que quand on aura exprimé dans la valeur de  $Q$ , la condition qui le rend infini, la quantité finie qui est l'objet de la question n'y sera plus. Or c'est ce qui arrive ici.  $P'pa$  qui est le moment de la résistance que l'action du vent surmonte continuellement, doit être comparable au moment de cette action, qui est censée une quantité infinie; &  $Q$  l'est par la supposition. Mais comme rien ne détermine qu'elle est dans  $Q$ , la quantité équivalente à  $P'pa$ , on ne peut avoir  $Q - P'pa$  que sous la forme d'une quantité infinie; ce qui empêche d'en rien

conclure. Au reste, cette difficulté est bientôt levée, si au lieu d'exprimer la supposition actuelle, après l'intégration, on l'exprime avant. En effet, dans la supposition présente, la valeur  $n'ND' l d t f \left( \frac{a u \sin y - v x \cos y}{a} \right)^2 \cos y' . x d x$  trouvée ci-dessus pour la somme des moments, se réduit à  $n'ND' l u u d t \sin^2 y \cos y f x d x$ , qui, en supposant que l'aîle commence à la distance  $b$ , & finit à la distance  $c$ , devient  $n'ND' l u u d t \sin^2 y \cos y \frac{(c^2 - b^2)}{2}$ . On aura donc

$$Q = n'ND' l u^2 \sin^2 y \cos y \left( \frac{c^2 - b^2}{2} \right), \text{ \& \dots \dots \dots}$$

$P'p a = n'ND' l u^2 \sin^2 y \cos y \left( \frac{c^2 - b^2}{2} \right)$ . Regardant donc  $c$  &  $b$ , comme constants, l'équation  $dQ = 0$ , donnera  $2 dy \sin y \cos^2 y - dy \sin^3 y = 0$ , ou  $2 \cos^2 y = \sin^2 y$ , ou  $\text{tang } y = \sqrt{2}$ , qui donne  $y = 54^{\circ} 44'$ ; & l'équation  $P'p a = \&c.$  détermine le rapport de  $b$  à  $c$ , dont les Auteurs qui, les premiers, ont traité cette question, ne paroissent pas s'être trop occupés.

Dans les autres cas, on ne peut avoir  $y$  que par une équation beaucoup plus composée. Quoi qu'il en soit, telle est la manière de résoudre cette question, dans laquelle il est indispensable de faire entrer, comme nous l'avons fait, la résistance  $P'p d t$  qui fait équilibre à l'action du vent, lorsque la machine a atteint le mouvement uniforme.

735. Des deux questions que nous avons examinées (640), la seconde satisfait au cas où l'on demanderoit quel doit être le rapport de  $r$  à  $R$ , pour que le poids  $P$  arrive à une hauteur donnée, dans le moindre temps possible.

En effet, puisque la force accélératrice de  $P$ , a été trouvée  $\frac{Q r R - P r^2}{Q R^2 + P r^2} p d t$ ; si l'on appelle  $\zeta$  l'espace que  $P$  aura parcouru au bout du temps  $t$ , on aura  $d \left( \frac{d \zeta}{d t} \right)$  pour cette force accélératrice; & par conséquent  $d \left( \frac{d \zeta}{d t} \right) = \frac{Q r R - P r^2}{Q R^2 + P r^2} p d t$ . Multipliant par  $\frac{d \zeta}{d t}$ , & intégrant, on aura

$\frac{d\zeta^2}{2 dt^2} = \frac{QrR - Pr^2}{QR^2 + Pr^2} P\zeta$ ; en supposant que lorsque  $\zeta = 0$ , on ait la vitesse  $\frac{d\zeta}{dt} = 0$ .

On a donc  $dt = \frac{d\zeta}{\sqrt{2P\zeta}} \cdot \sqrt{\frac{QR^2 + Pr^2}{QrR - Pr^2}}$ , & par conséquent  $t = \sqrt{\frac{2\zeta}{P}} \cdot \sqrt{\frac{QR^2 + Pr^2}{QrR - Pr^2}}$ ; d'où l'on tire

$\frac{\zeta}{t} = \sqrt{\frac{P\zeta}{2}} \cdot \sqrt{\frac{QrR - Pr^2}{QR^2 + Pr^2}}$ ; où l'on voit que  $\zeta$  étant donné ou constant, pour que  $P$  arrive à cette hauteur dans le moindre temps possible, il faut que  $t$  soit un *minimum*;  $\frac{\zeta}{t}$  fera donc un *maximum*, puisque  $\zeta$  est supposé constant; il faudra donc que  $\sqrt{\frac{P\zeta}{2}} \cdot \sqrt{\frac{QrR - Pr^2}{QR^2 + Pr^2}}$  soit un *maximum*; & par conséquent (à cause de  $\zeta$  constant) il faudra que

$d\left(\frac{QrR - Pr^2}{QR^2 + Pr^2}\right) = 0$ , qui est précisément ce que nous avons fait (640). Mais si l'espace que  $Q$  doit parcourir, étant donné, on veut savoir quel doit être le rapport de  $R$  à  $r$ , pour que l'espace  $\zeta$  parcouru par  $P$ , comparé au temps qu'il emploiera à le parcourir, soit le plus grand qu'il est possible, alors il faut que  $\frac{\zeta}{t}$  soit un *maximum*,  $\zeta$  &  $t$ , étant variables.

Il faut donc que  $d\left(\sqrt{\frac{P\zeta}{2}} \cdot \sqrt{\frac{QrR - Pr^2}{QR^2 + Pr^2}}\right) = 0$ , la différentiation étant faite, en regardant  $\zeta$  &  $r$  comme variables.

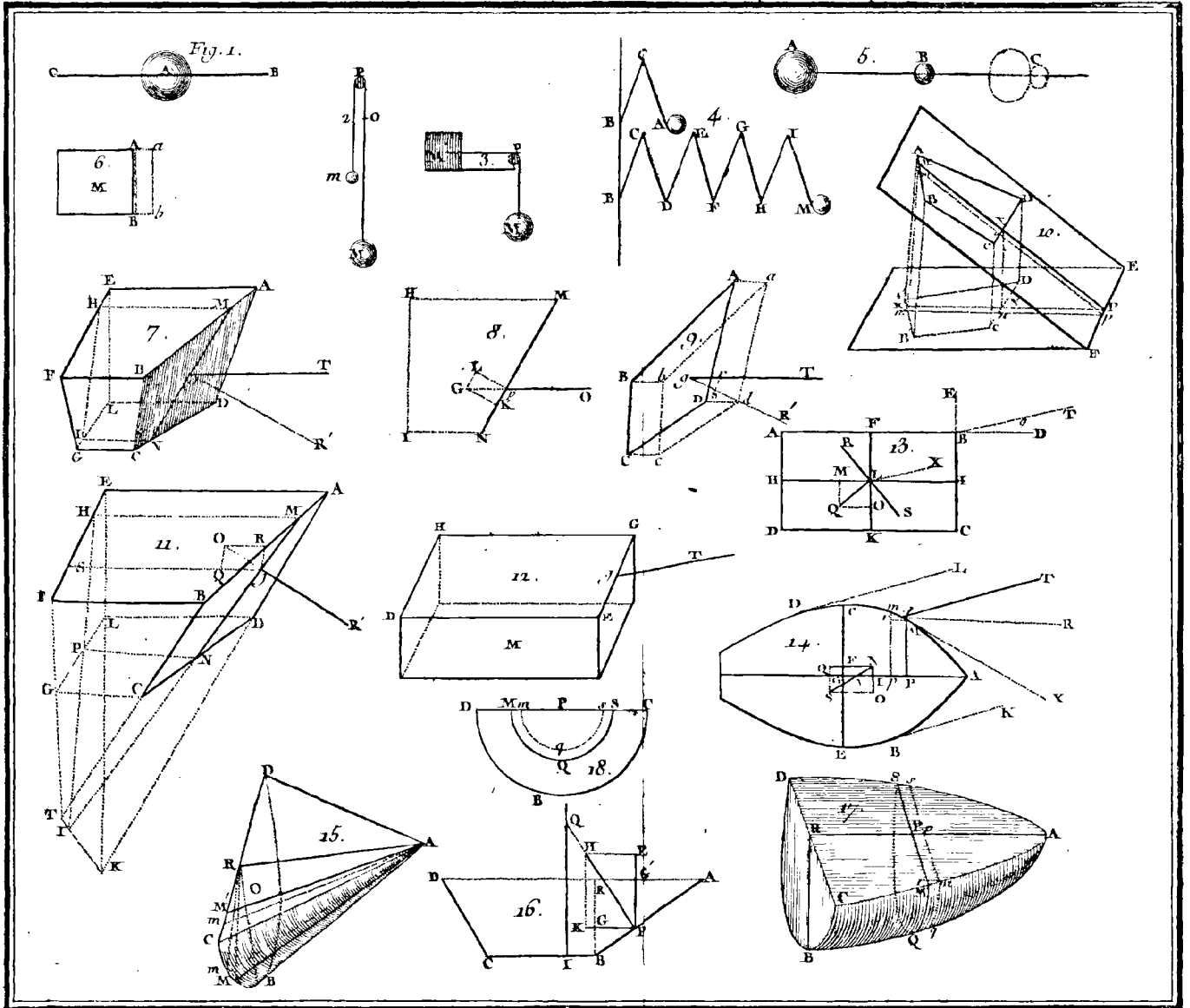
Soit  $a$  l'espace donné, que  $Q$  doit parcourir; on aura  $\frac{ra}{R} = \zeta$ ; il faut donc  $d\left(\sqrt{\frac{par}{2R}} \cdot \sqrt{\frac{QrR - Pr^2}{QR^2 + Pr^2}}\right) = 0$ , ou  $d\left(\sqrt{\frac{Qr^2R - Pr^2}{QR^2 + Pr^2R}}\right) = 0$ , ou enfin  $d\left(\frac{Qr^2R - Pr^2}{QR^2 + Pr^2R}\right) = 0$ ,

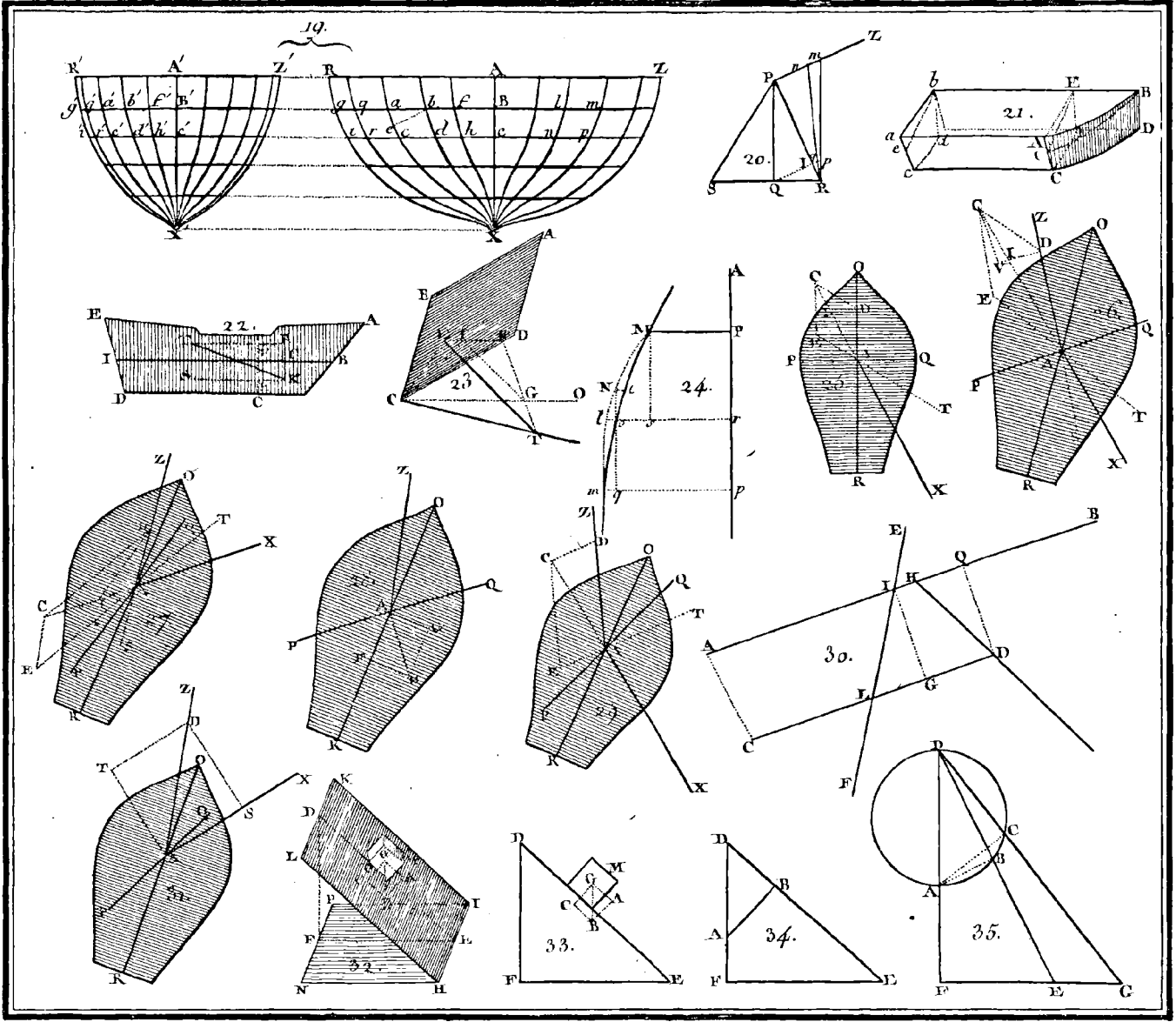


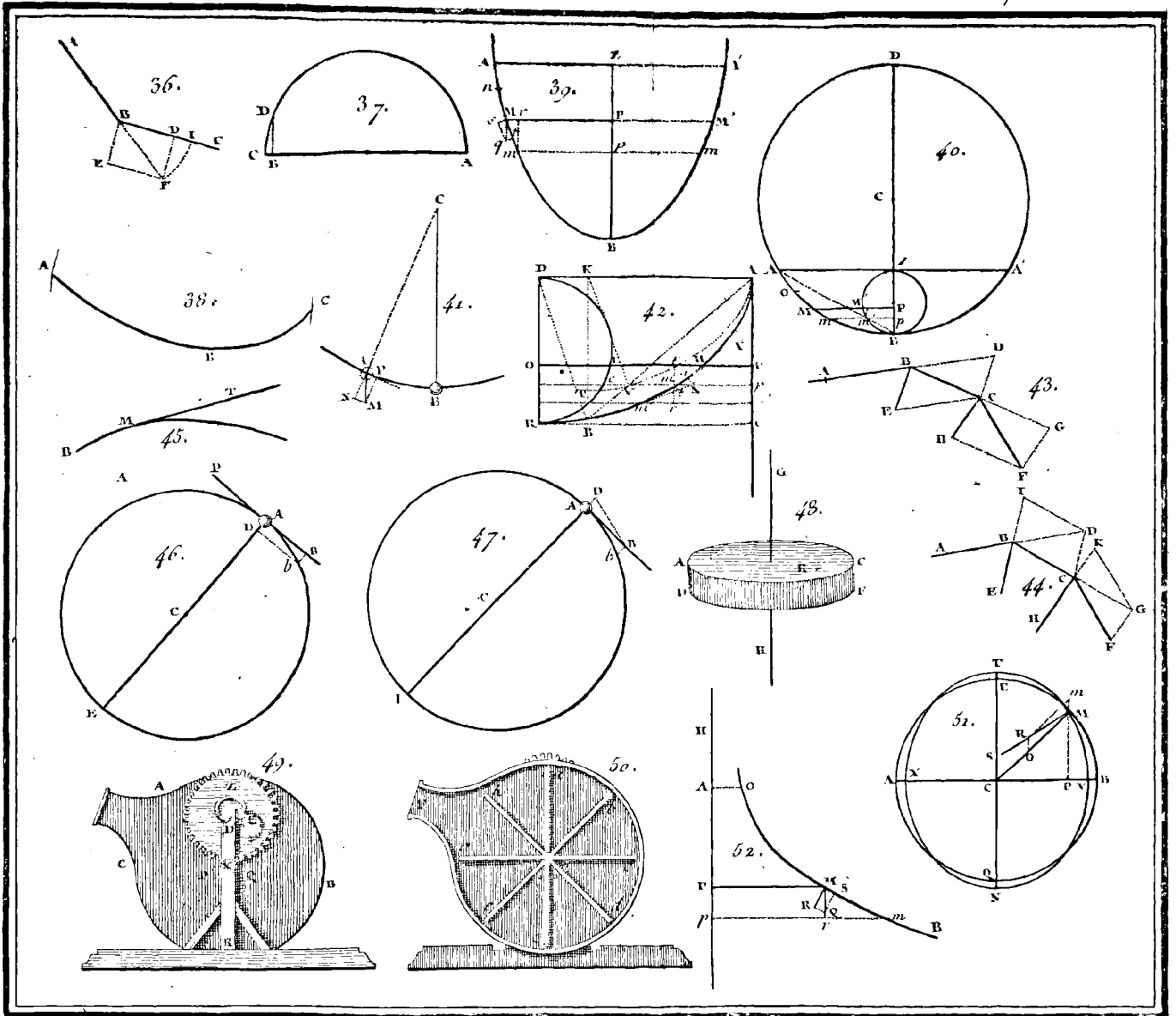
qui donne  $2 QR^3 - 3 PQR^2 r - P^2 r^3 = 0$ , par où l'on déterminera le rapport de  $r$  à  $R$ ,

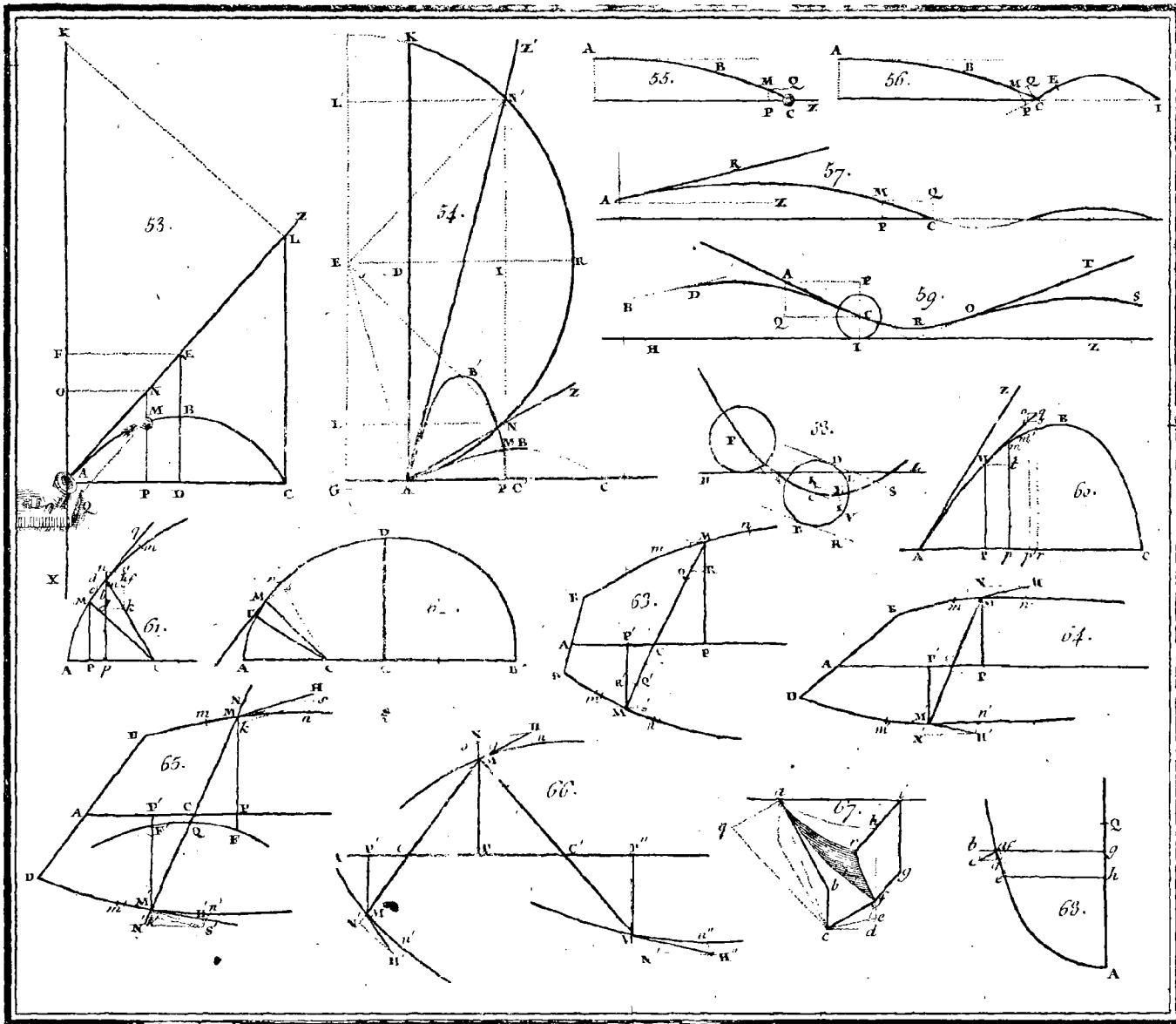
Si les rayons  $R$  &  $r$  étoient donnés, & qu'on voulût savoir quel doit être le rapport de  $Q$  à  $P$ , pour que l'espace décrit par  $P$ , comparé au temps employé à le décrire, fût le plus grand qu'il est possible, celui que  $Q$  doit parcourir étant donné; on différencieroit la même quantité en regardant  $P$  ou  $Q$ , seule, comme variable.

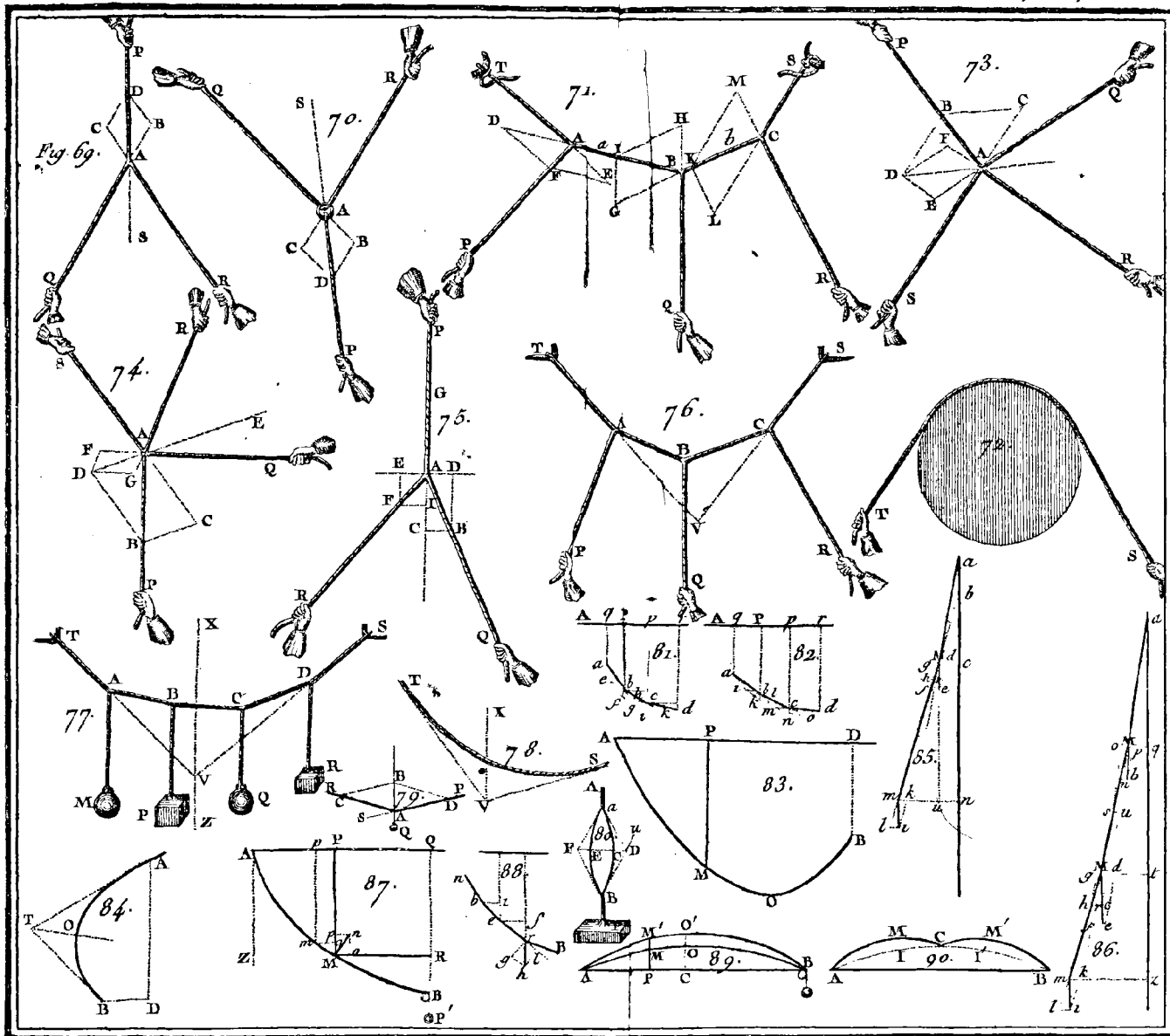
*F I N.*

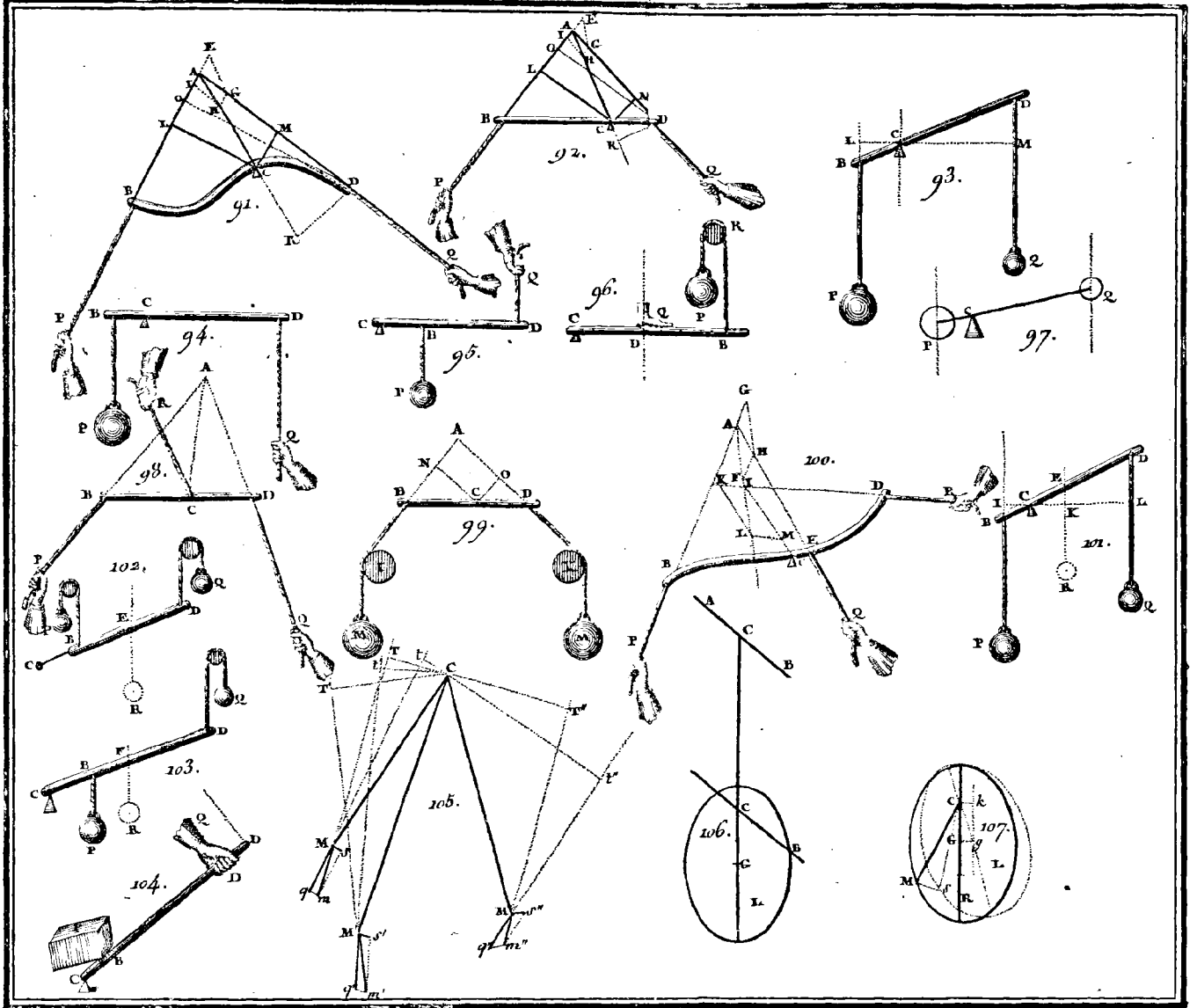


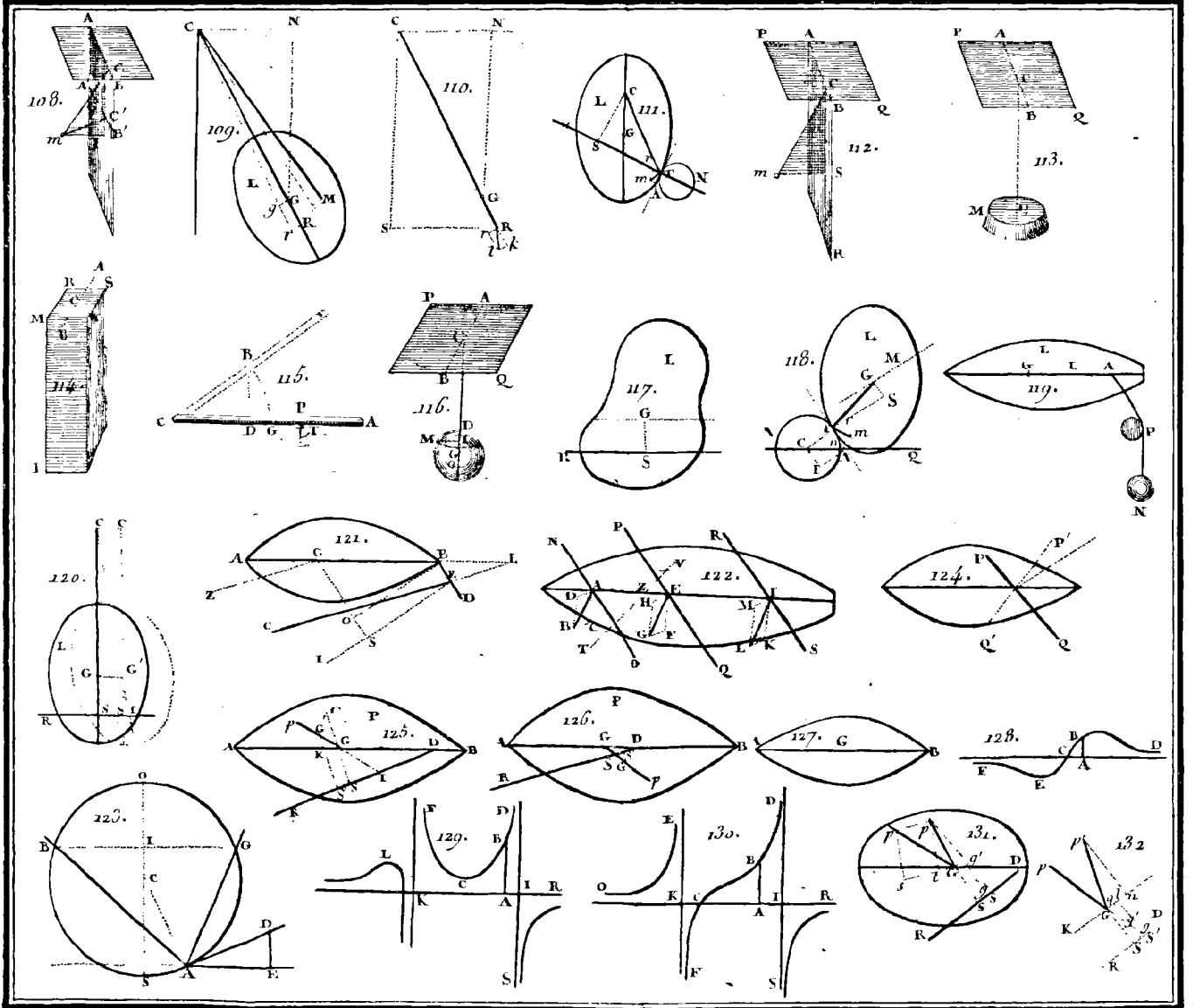




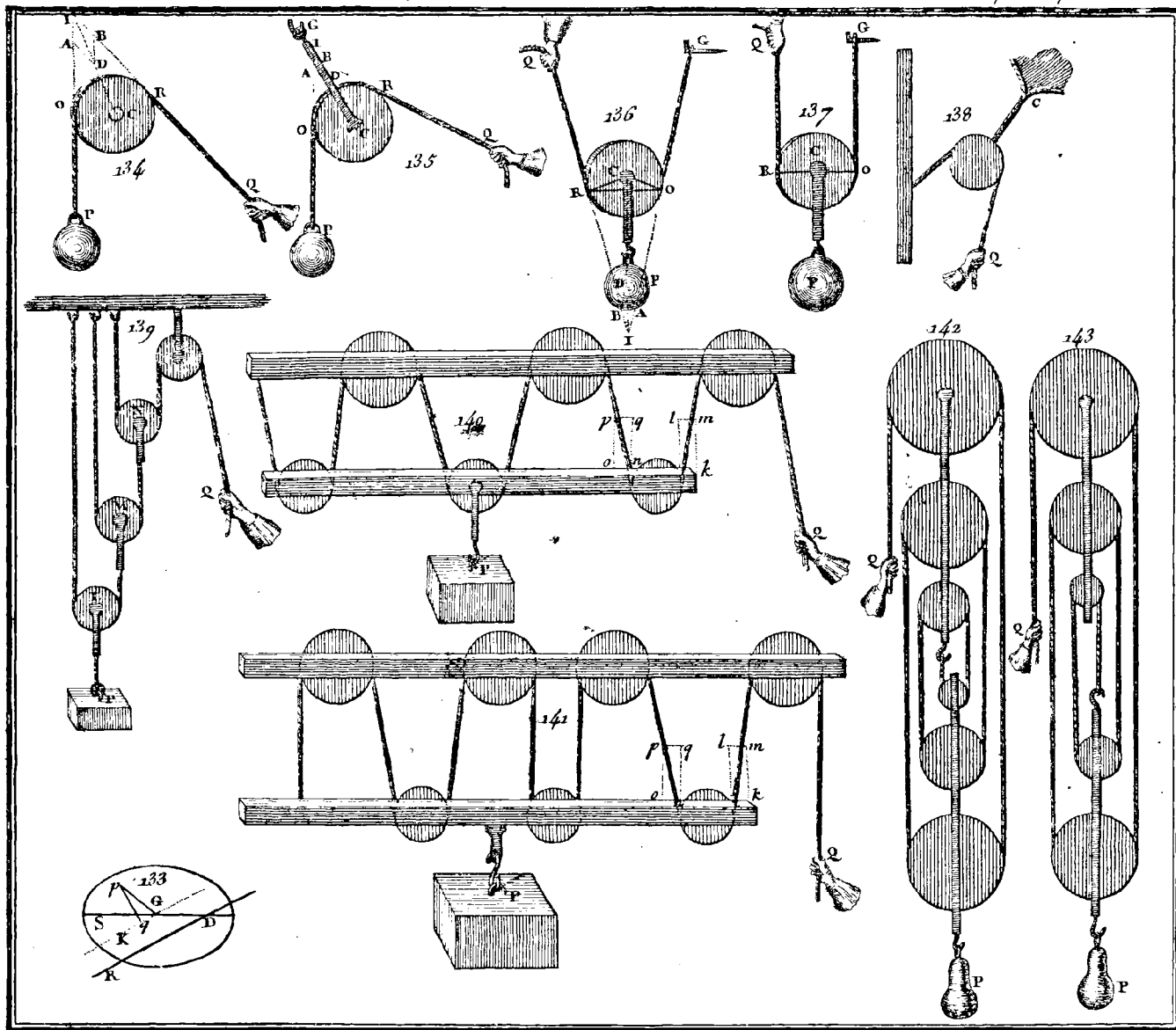




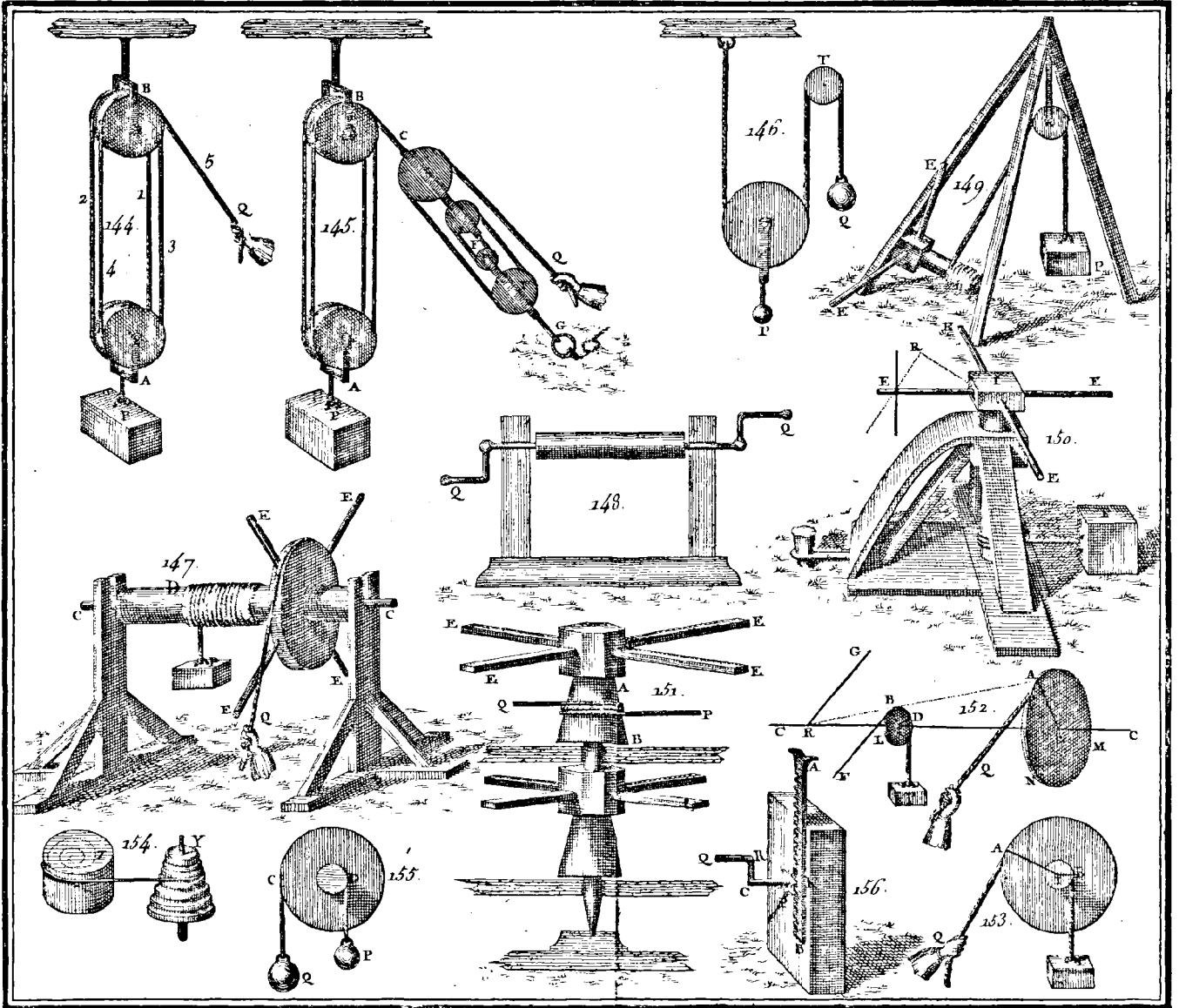




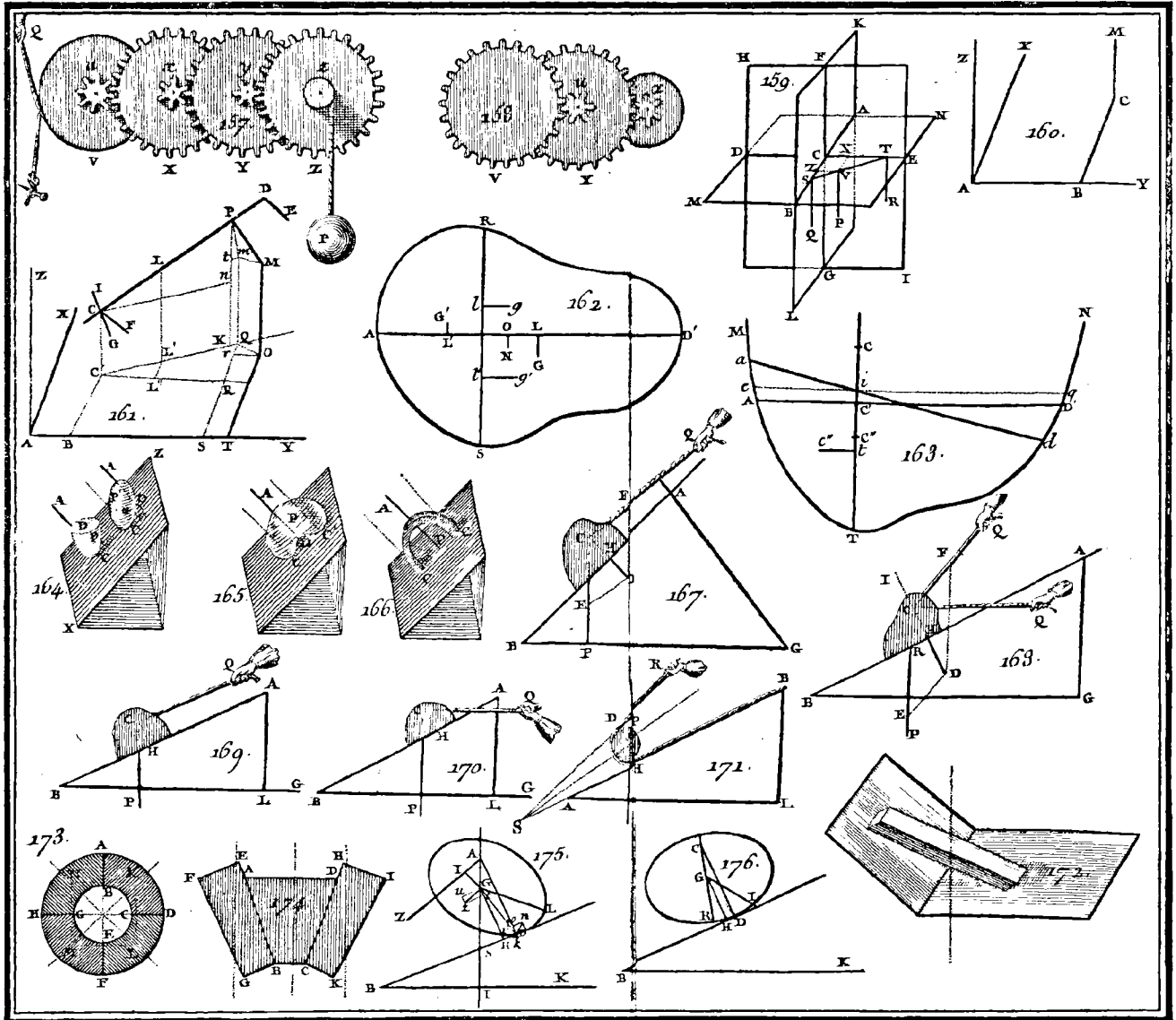


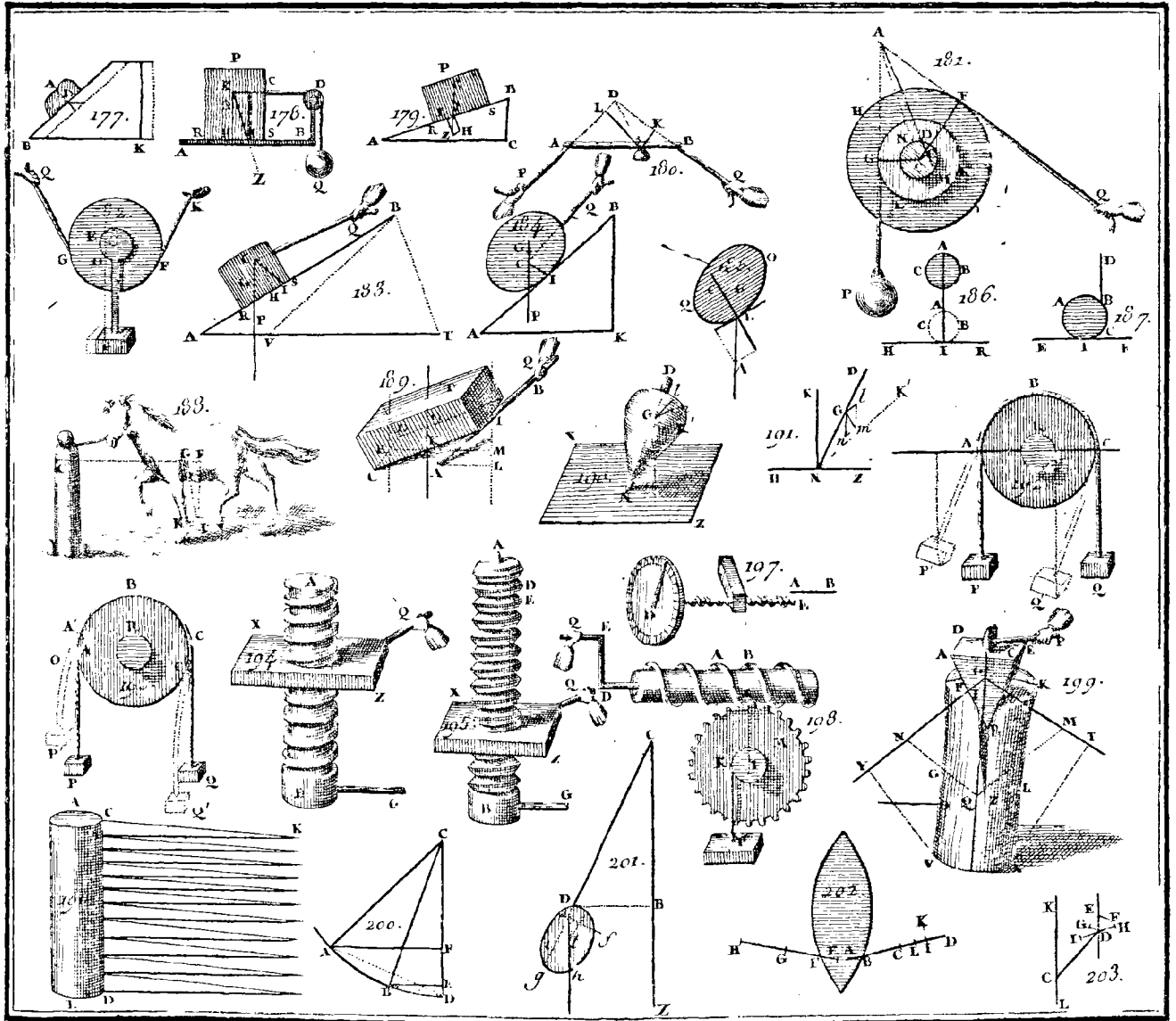


Michénot



Michénot Sculp





Méchanique 2<sup>e</sup> Partie Pl XI