
EXPÉRIENCES ET REMARQUES
sur les moulins que l'eau meut par en bas dans une direction
horizontale.

P A R M R. L A M B E R T.

I.

Parmi les machines qui sont mues par l'eau il n'y en a gueres de plus nombreuses que les moulins. Cependant on n'a encore que très peu d'expériences faites dans le dessein d'en examiner la théorie & de la rendre plus complete & en partie aussi plus exacte qu'elle n'a été jusqu'à présent. Mr. *Bélicor* s'est donné à cet égard quelque peine. Il donne tout le détail des mesures d'un moulin qu'il y a à *la Fere*, il y applique le calcul & le pousse au point de déterminer quel est le poids qu'on peut supposer égal à la résistance tant de la meule tournante que du broiement du blé. Cette expérience est isolée. Car quoique Mr. *Bélicor* dise avoir examiné plusieurs autres moulins, il n'en donne aucun détail, & il y a grande apparence que ces moulins différoient fort peu entr'eux. Ses calculs sont fondés sur des principes dont l'application aux moulins peut être contestée. J'ai vu sans peine que cela demandoit encore beaucoup d'expériences, qu'il falloit varier ces expériences pour un même moulin, & les répéter pour d'autres moulins d'une structure plus ou moins différente. C'est pour cela que je n'attendois que des occasions favorables.

II.

Mr. *Siebike*, fils de l'Inspecteur des moulins, très versé dans la théorie de Mr. *Bélicor*, me fournit la premiere de ces occasions. Le moulin royal confié à ses soins est arrangé de maniere qu'en laissant à l'ajutoir constamment la même ouverture on peut hauffer & baisser la roue que l'eau fait aller par dessous, en sorte que les aubes s'y enfoncent d'autant de pouces & de lignes

qu'on voudra. Je priai donc Mr. *Siebike* de faire hauffer la roue de deux en deux pouces, pour que l'eau eût successivement moins de prise sur les aubes, & que le mouvement de la roue fût de plus en plus ralenti. Dans chacune de ces expériences on laissa à la roue le tems de parvenir à l'état de permanence, & on compta le nombre des secondes requises pour chaque tour de la roue & même pour un assez grand nombre de tours successifs. Mr. *Guillaume*, Professeur d'Artillerie, m'aida dans ces expériences en comptant les secondes de tems, pendant que je les marquois sur mes tablettes. On comprend sans peine que ces expériences avoient pour but de comparer la force de l'eau avec la vitesse qu'elle communiquoit à la roue & par conséquent aux deux meules qu'elle fait tourner, & quelle loi il peut y avoir entre les différens degrés de force & de vitesse.

III.

Ces expériences se firent le 2 Février 1775 après midi. Le tems étoit beau & les eaux fort hautes. Mais avant que d'en rapporter le détail, il convient de donner les mesures nécessaires, pour en déduire ensuite les conséquences. Je donnerai ces mesures comme je les ai reçues de Mr. *Siebike*, c'est à dire en piés de Rhin.

1. La vitesse de la surface de l'eau sous la roue est due à la hauteur de 3 piés 2 pouces 6 lignes. Cette vitesse est donc $\approx 14,1605$ piés de Rhin.
2. Le diametre extérieur de la roue est de 15 piés.
3. Les aubes ont 1 pié de largeur & $8\frac{1}{3}$ piés de longueur.
4. Sur la flèche de la roue est fixée une roue qui a 60 dents; elle engrene de chaque côté dans un tambour qui porte 8 fuseaux.
5. Sur la flèche ou l'axe de chacun de ces tambours est fixée une roue en couteau de 60 dents, qui engrene dans le tourillon de la meule. Ce tourillon a 8 dents.
6. Moyennant ce rouage la meule tourne 25 fois pendant que la roue à eau fait deux tours.
7. Le diametre de la meule tournante est de 3 piés 8 p. ou de 44 pouces. Elle a 15 pouces de hauteur & pese 1650 livres, de sorte que le poids

des deux meules tournantes est de 3300 livres. Les meules dormantes n'ont point été mesurées, parce qu'il importe peu d'en connoître la hauteur & le poids.

8. Le canal, de même que l'ajutoir, a une largeur plus que double de celle de la roue, & l'eau au dessous de la roue a plus de deux piés de profondeur, parce que l'eau, après avoir passé au dessous & à côté de la roue, est encore destinée à mettre en mouvement trois autres roues.

IV.

Voici maintenant les expériences faites le 2 Février 1775.

Tours de la roue.	Expériences. Enfoncement des aubes.		1	2	3	4	5	6	pouces.
			12	10	8	6	4	3	
1		Nombres de secondes de tems observés.	4 $\frac{1}{2}$	6	7	10 $\frac{1}{2}$	29 $\frac{1}{2}$	84	
2			9 $\frac{1}{2}$	11 $\frac{1}{2}$	14	21	58	224	
3			14	17	20 $\frac{1}{2}$	32	87 $\frac{1}{2}$	325	
4			19 $\frac{1}{2}$	22	27 $\frac{1}{2}$	43	118 $\frac{1}{2}$	412	
5			25	28	34 $\frac{1}{2}$	54	147 $\frac{1}{2}$	&c.	
6			30	33 $\frac{1}{2}$	43	66	179 $\frac{1}{2}$		
7			35 $\frac{1}{2}$	39	50	78	210 $\frac{1}{2}$		
8			40	45	56 $\frac{1}{2}$	89	241 $\frac{1}{2}$		
9			46	50 $\frac{1}{2}$	63 $\frac{1}{2}$	100	&c.		
10			51	56 $\frac{1}{2}$	70 $\frac{1}{2}$	111			
11			56	62	78	123			
12			61	68	85	&c.			
13			66	74	91				
14			71	80	98				
15			76	85 $\frac{1}{2}$	106 $\frac{1}{2}$				
16			81	91	114				
17			86	97	121				
18			&c.	103	128 $\frac{1}{2}$				
19				108	135 $\frac{1}{2}$				
20				114	141				
21			119 $\frac{1}{2}$	148 $\frac{1}{2}$					
22			125	156 $\frac{1}{2}$					
&c.			&c.	&c.					
	Tems pour un tour.		5", 06	5", 68	7", 11	11", 17	29", 83	103" ±	

V.

Les nombres des secondes marqués dans cette Table croissent assez régulièrement dans chaque expérience à l'exception de la dernière, où les aubes n'étoient dans l'eau qu'à la profondeur de 3 pouces. Aussi il s'en falloit peu que cette profondeur ne fût insuffisante pour mettre la roue en mouvement. La roue s'arrêtoit même quelquefois pendant plusieurs secondes, probablement par quelque cause accidentelle, & lorsqu'elle recommençoit à se mouvoir, c'étoit comme si cela se faisoit par quelque choc, & même en continuant son mouvement elle avoit une vitesse fort variable, de sorte qu'on peut en inférer que pour peu qu'on eût encore haussé la roue, elle n'auroit point tourné du tout. Je ferai abstraction de cette dernière expérience, parce qu'elle est de beaucoup trop anormale pour que la vitesse de la roue puisse être déterminée avec assez de justesse. Les tems requis pour chacune des quatre révolutions de la roue sont de 84, 160, 241, 328 secondes. Ces tems vont en augmentant, de sorte que le mouvement de la roue se rallentissoit de plus en plus. Peut-être qu'à la longue il auroit cessé entièrement.

VI.

Soit maintenant le tems pour chaque tour $= \tau''$,
 le rayon extérieur de la roue $= r$ piés de Rhin,
 la longueur des aubes $= \lambda$,
 leur largeur totale $= \epsilon$,

on aura

la distance du centre d'impulsion $= r - \frac{1}{2}b$,
 la circonférence décrite par ce centre $= \pi(2r - b)$,
 la vitesse $= \pi \cdot (2r - b) : \tau$,
 l'aire de la partie mouillée de chaque aube $= b\lambda$.

Ici π dénote le rapport du diamètre à la circonférence.

Soit de plus

la hauteur de la chute de la surface de l'eau $= a$,
 & en faisant $g = \frac{1000}{64} = 5\frac{5}{8}$ piés de Rhin, on aura

la hauteur jusqu'au centre de l'impression $= a + \frac{1}{2}b$,
 la vitesse due à cette hauteur $= 2 \sqrt{g(a + \frac{1}{2}b)}$.

Donc

la vitesse relative de l'eau $= 2 \sqrt{g(a + \frac{1}{2}b)} - \frac{\pi(2r-b)}{\tau}$,

la hauteur due à cette vitesse

$$= \frac{1}{4g} \left[2 \sqrt{g(a + \frac{1}{2}b)} - \frac{\pi(2r-b)}{\tau} \right]^2.$$

Multipliant cette hauteur par l'aire $b\lambda$, on aura en piés cubiques la masse d'eau dont le poids est égal à la force de l'eau, appliquée au centre d'impulsion,

$$= \frac{b\lambda}{4g} \cdot \left[2 \sqrt{g(a + \frac{1}{2}b)} - \frac{\pi(2r-b)}{\tau} \right]^2.$$

On n'aura qu'à multiplier cette quantité par $65\frac{1}{2}$ pour avoir cette même force en livres, poids de Berlin.

VII.

Il s'agit donc simplement de substituer à ces expressions les valeurs numériques pour avoir les résultats suivans.

Expériences.	1	2	3	4	5	6	
Temps de chaque tour τ	5, 06	5'', 68	7'', 11	11'', 17	29'', 83	103'' ±	
b	1	$\frac{5}{8}$	$\frac{2}{3}$	$\frac{1}{2}$	$\frac{1}{3}$	$\frac{1}{4}$	
$r - \frac{1}{2}b$	7	$7\frac{1}{2}$	$7\frac{1}{6}$	$7\frac{1}{4}$	$7\frac{1}{3}$	$7\frac{3}{8}$	
$2\pi(r - \frac{1}{2}b) = \frac{44}{7}(r - \frac{1}{2}b)$	44	$44\frac{1}{2}$	$45\frac{1}{2}$	$45\frac{4}{7}$	$46\frac{2}{3}$	$46\frac{5}{4}$	
$C =$ vitesse du centre d'impulsion	8, 70	7, 84	6, 34	4, 08	1, 54	0, 44 ±	
λb	$8\frac{1}{3}$	$6\frac{1}{8}$	$5\frac{2}{3}$	$4\frac{1}{4}$	$2\frac{7}{9}$	$2\frac{1}{2}$	
Hauteur $a + \frac{1}{2}b$	$3\frac{1}{4}$	$3\frac{5}{8}$	$3\frac{3}{4}$	$3\frac{1}{4}$	$3\frac{3}{8}$	$3\frac{1}{3}$	
$V =$ Vitesse répondante	15, 22	15, 08	14, 88	14, 70	14, 52	14, 43	
$V - C =$ vitesse relative	6, 52	7, 24	8, 54	10, 62	12, 98	13, 99 ±	
Hauteur répondante	0,680	0,839	1,167	1,805	2,694	3,132 ±	
Force de l'eau en p. cubiques	5, 67	5, 82	6, 48	7, 67	7, 48	6, 52 ±	
En livres de poids, $P =$	371	381	425	502	490	427 ±	
La même force réduite à un point de la circonférence de la roue comme à un point fixe - -	346	360	406	485	497	420 ±	livres.
La même réduite aux $\frac{2}{3}$ du rayon de la meule - - p - -	171	177	219	262	258	227 ±	livres.
Vitesse de ce point de la meule	18, 99	17, 06	13, 52	8, 60	3, 21	0, 90 ±	piés.

VIII.

Ce calcul fait voir que la vitesse de la roue va en augmentant à mesure que les aubes sont plus enfoncées dans l'eau, mais qu'il n'en est pas de même de la force *P* avec laquelle l'eau frappe les aubes. Cette force est moins grande quand la vitesse augmente. Comme elle est requise pour faire équilibre à la résistance qui provient tant du frottement des parties de la machine que du broiement du blé, il est évident que cette résistance est moins grande lorsque la roue, & par conséquent aussi la meule, tourne avec plus de vitesse, & qu'ainsi du moins la somme du frottement & du broiement ne sauroit être regardée comme une quantité constante. Et si un plus grand degré de vitesse produisoit un frottement plus fort, comme d'autres expériences le font voir, il s'ensuivroit que le broiement demanderoit d'autant moins de force que la meule tourneroit avec plus de vitesse. Car en soustrayant d'une quantité qui déjà par elle-même va en diminuant, une autre qui va en augmentant, il est clair que les restes iront encore plus en diminuant. Le broiement du blé a cependant certaines limites, qui déterminent la vitesse qu'on doit donner à la circonférence d'une meule, pour que le blé ne s'échauffe pas trop, & que tant la qualité que la quantité de la farine soit un *maximum* pour un tems donné.

IX.

Il est assez difficile de séparer la force de l'eau requise pour faire équilibre au frottement, d'avec celle que demande le broiement, parce que ces deux parties dépendent fort différemment de la vitesse, & que le frottement dépend en partie du plus ou du moins de force requise pour le broiement, entant qu'il en naît une plus grande pression sur les parties qui se frottent. En attendant qu'on puisse voir plus clair dans tout cela, je n'ai pas laissé de faire sur le même moulin quelques expériences qui s'y rapportent. Les voici.

Septieme Expérience.

Les aubes étant enfoncées de 10 pouces, je fis ôter les meules tournantes, pour laisser aller le rouage tout seul. Après que tout fut parvenu à l'état de permanence, il se trouva que la roue fit 19 tours par minute. Cela donne pour le centre d'impulsion des aubes une vitesse de 14 piés, celle de

l'eau étant de 15. La vitesse relative n'étoit donc que d'un pié. Ainsi la force requise pour vaincre le frottement du rouage tout seul est égale à un poids de 4 livres appliqué au centre d'impulsion, lorsque ce centre tourne avec une vitesse de 14 piés par seconde.

Huitieme Expérience.

Les meules tournantes étant remises, mais sans qu'on y versât du blé, de sorte qu'elles tournoient toutes seules sans moudre, on ne laissa aux aubes que $\frac{3}{4}$ pouce d'enfoncement dans l'eau. Le mouvement étant parvenu à son état de permanence, la roue fit un tour en $10\frac{1}{2}$ secondes.

Neuvieme Expérience.

Je fis baisser la roue d'un pouce de plus, de sorte que l'enfoncement des aubes étoit de $1\frac{3}{4}$ pouce. Dans l'état de permanence la roue fit un tour en $7\frac{1}{2}$ secondes.

Dixieme Expérience.

Après avoir enfoncé les aubes de $6\frac{1}{2}$ pouces dans l'eau, il se trouva que dans l'état de permanence la roue fit 14 tours par minute.

X.

Dans ces trois dernieres expériences il n'y avoit que le frottement du rouage & celui des axes de fer qui portassent les meules tournantes. Ces meules ne touchoient pas les meules dormantes, mais le trémouffement du moulin & du support de l'axe de fer pouvoit peut-être les faire choquer les unes contre les autres.

XI.

Comme les six premieres expériences peuvent nous faire voir quel devoit être l'enfoncement des aubes, pour que la roue eût la même vitesse que celle qu'elle avoit dans ces trois dernieres expériences, cette même vitesse facilite la comparaison que nous pourrons faire, du moins en gros, entre le moulin moulant & le moulin allant à vuide.

1°. Dans la huitieme expérience la roue fit un tour en $10\frac{1}{2}$ secondes. Or le moulin moulant, cette vitesse demande que les aubes soient enfoncées de $6\frac{1}{4}$ de pouces, & la force de l'eau est = 493 livres. Or la vitesse dans l'un & l'autre cas étant la même, la force de l'eau est en raison de

l'enfoncement des aubes; par conséquent comme $6\frac{1}{4}$ à $\frac{3}{4}$, ou comme 25 à 3. Diminuant donc la force totale 493 dans ce rapport, on aura 59 livres pour la force de l'eau, le moulin allant à vuide.

2°. Dans la neuvieme expérience l'enfoncement des aubes étoit de $1\frac{3}{4}$ pouce, & la roue fit un tour en $7\frac{1}{2}$ secondes, ce qui, le moulin moulant, exige que les aubes soient enfoncées de $7\frac{3}{4}$ pouces, & la force de l'eau est alors = 435 livres. On aura donc

$$7\frac{3}{4} : 1\frac{3}{4} = 435 : 98$$

de sorte que le moulin allant à vuide la force est de 98 livres.

3°. Dans la dixieme expérience, les aubes étant de $6\frac{1}{2}$ pouces dans l'eau, la roue fit 14 tours par minute, de sorte qu'elle employa $4\frac{2}{7}$ secondes de tems pour faire un tour. Les expériences faites, le moulin moulant, ne nous offrent point de vitesses aussi grandes. Mais on peut en conclure que les aubes auroient dû être extrêmement enfoncées, & avoir beaucoup plus de largeur. Et comme alors la force de l'eau ne croîtroit plus assez exactement en raison de la largeur des aubes, il n'y a gueres moyen de faire ici une comparaison analogue à celle que nous avons faite pour les deux autres expériences.

XII.

Voyons cependant comment nous pourrons procéder d'une autre maniere. La force de l'eau dans la dixieme expérience peut être calculée directement, parce qu'on connoit la vitesse de l'eau, celle de la roue & la partie enfoncée des aubes. Je trouve que cette force n'est que de 81 livres. Comme donc elle est très petite, j'ai calculé encore de la même maniere la force de l'eau dans les deux autres expériences. Le calcul me donna pour la huitieme expérience 72 livres, & pour la neuvieme 83 livres. Ces nombres different assez considérablement de 59 & 98 que la comparaison des expériences nous a fait trouver. La raison en paroît être le peu d'enfoncement des aubes, qui rend fort sensibles les moindres irrégularités dans le mouvement de l'eau & dans la construction de la roue. Mais comme après tout les nombres 72, 83, 81, que donne le calcul direct, different assez peu entr'eux, je m'en tiendrai nombre rond à 80 livres, d'autant plus qu'il

qu'il n'y a gueres moyen d'estimer la partie variable qui dépend de la différente vitesse. Soustrayant ce poids de la force totale P que donnent les six premières expériences, on aura la force requise pour le broiement

Exp.	1 291	2 301	3 345	4 422	5 410	6 347 ±
------	----------	----------	----------	----------	----------	------------

On voit donc que le broiement demande une force variable, & qui devient plus petite lorsque la meule a plus de vitesse. Comme le frottement du rouage n'est que de 4 livres ou environ, on voit que les 80 livres sont presque toutes pour le frottement de la meule, & que le broiement demande $3\frac{1}{2}$ jusqu'à 5 fois plus de force. Il est probable que la meule en tournant avec plus de vitesse chasse la farine avec plus de force & qu'étant par là même plus débarrassée elle souffre moins de résistance de la part du broiement.

XIII.

Il n'est pas démontré que le moulin qui nous a servi dans les expériences rapportées ci-dessus, soit le mieux arrangé à tous égards. Mais on a lieu de croire que l'enfoncement des aubes & leur largeur est du moins ce qu'il y a de mieux, & que ces aubes étant enfoncées de 12 pouces donnent aux meules la vitesse la plus avantageuse pour moudre le blé. Je crois encore qu'il en est de même du moulin de *la Fere* que Mr. *Bélibor* a examiné. Mr. *Bélibor* juge que deux meules produiront le même effet, lorsque leurs masses sont en raison réciproque de leur vitesse. Cela m'engage à comparer notre moulin avec celui de *la Fere*.

Dans le nôtre les meules tournantes pèsent 3300 livres poids de Berlin, & la vitesse de leur circonférence est = 28,5 piés. Le produit de ces deux nombres est 94050.

La meule à *la Fere* pesoit 4350 livres poids de marc, qui reviennent à 4552 livres poids de Berlin. La vitesse de la circonférence est 16,76 piés de Paris ou 17,35 piés de Rhin. D'où suit $4552 \cdot 17,35 = 78978$. Ainsi les effets de ces moulins seroient comme 94505 à 78978. Or le premier moud 10000 livres de farine par jour & l'autre 9000 livres poids de marc, ce qui fait environ 9420 livres poids de Berlin. Or quoi-

que le rapport $10000 : 9420$ soit moins grand que $94504 : 78978$, la différence ne laisse pas d'être assez petite pour pouvoir être attribuée à la différence du blé, de la farine, de la dureté des meules &c.

XIV.

Dans la première expérience la force totale de l'eau étoit 371 livres. Soustrayant 80 livres pour le frottement, il reste 291 livres pour le broiement du blé. Cette force étant réduite aux $\frac{2}{3}$ du rayon de la meule devient 135 livres. Divisant par ces 135 livres le poids des deux meules tournantes, qui est de 3300 livres, on aura pour quotient $24 \frac{1}{4}$, de sorte que la force requise pour le broiement appliquée aux deux tiers du rayon de chaque meule est environ la $\frac{1}{24}$ partie de son poids. Mr. *Belidor* trouva au moulin de *la Fere*, que cette force étoit la $\frac{1}{35}$ partie du poids de la meule. Il paroît donc que la force requise pour moudre ne se règle pas tout simplement sur le poids de la meule. La différence des diamètres paroît y influer, & nous avons vu ci-dessus que cette force dépend assez considérablement de la vitesse de la meule (§. XII).

XV.

En attendant que tout cela puisse être mieux éclairci par d'autres expériences, nous pourrons mettre ces moulins pour base, entant que la masse, la grandeur & la vitesse des meules restant les mêmes, la dépense d'eau, la chute & le rouage peuvent être variés suivant les circonstances locales, & comment on peut ménager l'eau autant qu'il est possible.

XVI.

Dans les cas où l'eau est assez peu abondante pour qu'il faille la resserrer dans un canal qui n'est gueres plus large & plus profond que les aubes, il faut avoir égard à la quantité d'eau qui passe tant au-dessus qu'à côté des aubes. Pour ménager l'eau autant qu'il est possible, cette quantité d'eau doit être diminuée tant qu'on pourra. Une roue bien arrondie & les aubes bien ajustées peuvent y contribuer beaucoup. Mais on ne peut pas faire en sorte que la roue quadre aussi exactement dans le canal que le piston dans le cylindre d'une machine pneumatique. Il faut laisser tant à côté qu'au-dessous de la roue un espace libre, dont je désignerai la largeur par c . Or

entant que, la surface des aubes étant donnée, on peut varier le rapport entre leur longueur & leur largeur, ce rapport peut être déterminé par la condition, que l'eau qui se perd entre la roue & le canal doit être un *minimum*. Soit $\epsilon\lambda = \text{const.} = A$; on aura la largeur de l'ajutoir $\lambda + 2c$, sa hauteur $\epsilon + c$, donc l'aire sera $= \epsilon\lambda + (\lambda + 2\epsilon)c + 2cc$. Cette aire surpassera donc la surface des aubes de la quantité $(\lambda + 2\epsilon)c + cc = \left(\lambda + \frac{2A}{\lambda}\right)c + cc$, qui doit être un *minimum*. Différentiant donc & faisant la différentielle $= 0$, on aura

$$\begin{aligned} d\lambda - \frac{2A d\lambda}{\lambda\lambda} &= 0, \\ \lambda\lambda &= 2A = 2\lambda\epsilon, \\ \lambda &= 2\epsilon, \end{aligned}$$

de sorte que la longueur des aubes doit être deux fois plus grande que leur largeur. Cette règle donne le *minimum* pour l'aire de l'espace qu'on laisse entre le canal & les aubes. On voit qu'elle est très simple; mais elle n'est pas indifféremment applicable, parce que la largeur des aubes dépend très considérablement de la chute qu'on peut donner à l'eau. En augmentant la largeur des aubes on hausse le centre d'impulsion, & par là on diminue la hauteur due à la vitesse & la force de l'eau ne croît pas en même raison que la largeur des aubes. Voyons quel sera le résultat lorsqu'on a égard à cette circonstance.

XVII.

Soit h la hauteur de l'eau stagnante au dessus du fond du canal ou de la base de l'ajutoir; on aura la quantité d'eau qui s'écoule par l'ajutoir par seconde

$$\mu = \frac{4}{3} \cdot Vg \cdot [h^{3:2} - (h - \epsilon - c)^{3:2}] \cdot (\lambda + 2c)$$

la quantité qui frappe les aubes

$$M = \frac{4}{3} Vg \cdot [(h - c)^{3:2} - (h - \epsilon - c)^{3:2}] \cdot \lambda.$$

La différence $\mu - M$ doit être un *minimum*, lorsque μ ou M est une quantité donnée. Or comme c est très petite, nous aurons à très peu près

$$\begin{aligned} \frac{3\mu}{4\sqrt{g}} &= (\lambda + 2c) \left[h^{3:2} - (h - \epsilon)^{3:2} + \frac{3c\sqrt{h-\epsilon}}{2} - \frac{3cc}{8\sqrt{h-\epsilon}} \right] \\ &= \frac{3M}{4\sqrt{g}} + 2c [h^{3:2} - (h - \epsilon)^{3:2}] + \frac{3}{2}\lambda c \sqrt{h - \epsilon} \\ &\quad - \frac{3}{2}cc \sqrt{h - \epsilon} - \frac{3cc\lambda}{8\sqrt{h-\epsilon}}. \end{aligned}$$

Donc

$$\begin{aligned} \frac{3}{4\sqrt{g}} (\mu - M) &= 2c [h^{3:2} - (h - \epsilon)^{3:2}] + \frac{3}{2}\lambda c \sqrt{h - \epsilon} \\ &\quad - \frac{3}{2}cc \sqrt{h - \epsilon} - \frac{3cc\lambda}{8\sqrt{h-\epsilon}} \\ &= \text{minimum.} \end{aligned}$$

D'où suit en différentiant

$$0 = c \sqrt{h - \epsilon} - \frac{\lambda c}{4\sqrt{h-\epsilon}} + \frac{cc}{4\sqrt{h-\epsilon}} - \frac{cc\lambda}{16(h-\epsilon)^{3:2}},$$

& après toute réduction faite

$$0 = (h - \epsilon + \frac{1}{4}c) \cdot (h - \epsilon - \frac{1}{4}\lambda),$$

ce qui donne

$$\begin{aligned} 0 &= h - \epsilon - \frac{1}{4}\lambda, \\ \lambda &= 4(h - \epsilon). \end{aligned}$$

Mais on a aussi

$$\lambda = \frac{3M}{4\sqrt{g} \cdot [h^{3:2} - (h - \epsilon)^{3:2}]}$$

Donc

$$h^{3:2} (h - \epsilon) - (h - \epsilon)^{5:2} = \frac{3M}{16\sqrt{g}}.$$

Par là on détermine $h - \epsilon$ par h , M , g . Cette équation peut avoir trois racines réelles. Ainsi dans les cas particuliers il faut voir laquelle donne pour $\mu - M$ un *minimum*. Je ne m'y arrêterai pas davantage. Car la quantité $\mu - M$ est ordinairement si petite, que si pour la réduire à son *minimum*, le rapport entre ϵ , λ devient trop disproportionné à l'égard des autres circonstances, surtout de la force de l'eau, il faut en faire abstraction.

XVIII.

Je passe donc aux autres remarques qui restent à faire. En retenant la signification des lettres employées dans les calculs précédens, on aura la vitesse moyenne de l'eau

$$V = \frac{4 \sqrt{g} \cdot [(h - c)^{3 \cdot 2} - (h - \epsilon - c)^{3 \cdot 2}]}{3 \epsilon}$$

& la vitesse de la roue

$$C = \frac{G(r - \frac{1}{2}\epsilon)}{n \rho},$$

où j'entens par ρ le rayon de la meule, par G la vitesse d'un point de sa circonférence, & enfin n indique le nombre des révolutions de la meule répondant à un tour de la roue à eau. Les valeurs G , ρ sont données, mais la lettre n dépend de l'arrangement du rouage. Je poserai $C = mV$, pour abrégér le calcul. On aura donc la vitesse relative de l'eau

$$V - C = V(1 - m) = \frac{4 \sqrt{g} \cdot [(h - c)^{3 \cdot 2} - (h - \epsilon - c)^{3 \cdot 2}]}{3 \epsilon} \cdot \frac{G(r - \frac{1}{2}\epsilon)}{n \rho}.$$

D'où suit la force de l'eau contre les aubes

$$P = \frac{V^2 (1 - m)^2}{4 g} \cdot \epsilon \lambda \cdot \frac{1 \cdot 3 \cdot 1}{2} \text{ livr.}$$

Cette force peut encore être exprimée autrement. Soit p la force qu'il faut appliquer aux $\frac{2}{3}$ du rayon de la meule, pour la faire tourner avec la vitesse qu'elle a dans celle des expériences rapportées ci-dessus, qu'on voudra mettre pour base. Cette valeur de p se trouve déterminée dans le VI^{me} article; du moins entant que l'effet du frottement & celui du broiement du blé peuvent être regardées comme les mêmes, lorsque la même meule tourne avec la même vitesse quand les proportions du rouage ne seroient pas les mêmes. Il n'y aura donc qu'à réduire cette force au centre d'impresion de la roue, & elle deviendra

$$P = \frac{2 p \cdot n \rho}{3 \cdot (r - \frac{1}{2}\epsilon)} \text{ livres.}$$

Égalant donc ces deux expressions de P nous aurons

$$\frac{131}{8g} \cdot V^2 (1 - m)^2 \cdot \epsilon \lambda = \frac{2 g^{np}}{3 (r - \frac{1}{2} \epsilon)}$$

Or comme

$$\frac{ng}{r - \frac{1}{2} \epsilon} = \frac{G}{C} = \frac{G}{mV},$$

substituant cette valeur nous aurons

$$\frac{131}{8g} \cdot V^2 (1 - m)^2 \epsilon \lambda = \frac{2Gp}{3mV},$$

d'où suit

$$m(1 - m)^2 = \frac{16Ggp}{393 \epsilon \lambda V^3}.$$

XIX.

Or la moindre dépense d'eau exige que le produit $\epsilon \lambda V$ soit aussi petit qu'il est possible. Donc la quantité $m(1 - m)^2$ doit être aussi grande qu'il est possible. Faisant donc

$$m(1 - m)^2 = \text{maximum},$$

on trouve qu'il faut faire $m = \frac{1}{3}$. Cela donne

$$\frac{4}{27} = \frac{16Ggp}{393 \epsilon \lambda V^3}$$

ou bien

$$V^3 \epsilon \lambda = \frac{36}{131} \cdot Ggp.$$

Et c'est la moindre valeur qu'on puisse donner à $V^3 \epsilon \lambda$, pour obtenir l'effet qu'on se propose, de sorte qu'on a encore la condition

$$V^3 \epsilon \lambda > \frac{36}{131} \cdot Ggp,$$

c'est à dire que $V^3 \epsilon \lambda$ ne doit pas être $\leq \frac{36}{131} \cdot Ggp$. Supposant p. ex. qu'en employant les mêmes meules tournantes avec les mêmes vitesses, comme dans la première expérience, on ait

$$p = 171 \text{ livres.}$$

$$G = 8,70 \cdot \frac{25}{2} \cdot \frac{11}{6} \cdot \frac{1}{7} = 28,48 \text{ piés,}$$

d'où suit

$$V^3 \epsilon \lambda \geq 14618,$$

c'est à dire que s'il y a trop peu d'eau ou trop peu de chute pour que le produit $V^3 \epsilon \lambda$ surpasse ou du moins égale 14618, le moulin ne produira pas l'effet de la première expérience.

XX.

Le *maximum* $m(1 - m)^2 = \frac{4}{27}$ revient à celui qu'a trouvé Mr. Parent, quoique d'une autre manière. Mr. Parent s'en tint uniquement aux vitesses V, C . La force de l'eau, entant qu'elle dépend de ces vitesses, s'exprime par $(V - C)^2$, & si cette force doit agir avec le plus de vitesse, il faut que

$$C \cdot (V - C)^2 = \text{maximum.}$$

Cela donne $C = \frac{1}{3}V$. Cette manière de procéder suppose que la longueur & la largeur des aubes sont données, & qu'on cherche simplement le plus grand effet. Mais ici c'est l'effet qui est donné, & cela fait que λ, ϵ, V, C peuvent être regardées comme variables, tandis que Mr. Parent n'avoit d'autre variable que la vitesse C . Or la moindre dépense d'eau exigeroit $V \epsilon \lambda = \text{minimum}$. La moindre force de l'eau demanderoit que $(V - C)^2 \epsilon \lambda = \text{minimum}$. Mais l'équation

$$m(1 - m)^2 = \frac{16 Ggp}{393 \epsilon \lambda V^3}$$

demande que $V^3 \epsilon \lambda$ soit $= \text{minimum}$. Ce *minimum* n'est pas le produit des deux *minimum* que nous venons de nommer & qui sont $V \epsilon \lambda, (V - C)^2 \epsilon \lambda$, mais le produit de $V \epsilon \lambda$ multiplié par la force absolue de l'eau V^2 . Voilà donc ce que cette équation renferme de plus que celle de Mr. Parent. Non seulement elle nous donne la règle pour le rapport des vitesses V, C , mais elle fait encore voir de quelle manière les valeurs V, ϵ, λ influent dans le *maximum* qu'il avoit cherché.

XXI.

L'équation $\frac{4}{27} = \frac{16 \cdot Ggp}{393 \cdot \epsilon \lambda V^3}$, qui en faisant $C = \frac{1}{3}V$, devient

$$\frac{131}{2} \cdot C^2 \epsilon \lambda \cdot C = \frac{2}{3} G \cdot p$$

veut simplement dire qu'il y a équilibre lorsque la force $\frac{131}{2} \cdot C^2 \epsilon \lambda$ multipliée par la vitesse C est égale à la résistance p multipliée par la vitesse $\frac{2}{3} G$. Comme c'est une des premières loix de la statique, on voit que cette équation auroit pu être trouvée fort brièvement, si nous n'avions pas voulu faire voir comment elle est liée au *maximum* $m(1 - m)^2 = \frac{4}{27}$.

XXII.

Passons maintenant en revue les données & les équations que nous avons pour la solution du problème proposé (§. XV).

1°. D'abord donc nous avons la dépense d'eau

$$\mu = \frac{4}{3} \cdot V g \cdot (\lambda + 2c) \cdot [h^{3:2} - (h - \epsilon - c)^{3:2}].$$

Cette dépense μ est censée donnée par la vitesse moyenne de l'eau multipliée par l'aire de la section transversale de la rivière ou du canal. La valeur de c ne doit être tout au plus que d'un demi-pouce, lorsque l'eau doit être extrêmement ménagée. Ainsi il ne reste ici d'autre indéterminée que la longueur λ & la largeur ϵ des aubes.

2°. Ensuite nous avons

$$M = \frac{4}{3} \cdot V g \cdot \lambda \cdot [(h - c)^{3:2} - (h - \epsilon - c)^{3:2}]$$

$$M = \epsilon \lambda V$$

$$V = \frac{(h - c)^{3:2} - (h - \epsilon - c)^{3:2}}{3 \epsilon} \cdot 4 V g.$$

3°. De plus nous avons pour le *maximum* de l'effet ou plutôt pour le *minimum* de $V^3 \lambda \epsilon$,

$$V^3 \lambda \epsilon = \frac{36}{131} \cdot G g p.$$

Cette équation jointe à celle que nous avons pour μ , achevera de déterminer ϵ , λ . Et s'il arrivoit que ces valeurs de ϵ , λ fussent trop disproportionnées, il faudroit y remédier entant qu'on pourra faire

$$V^3 \lambda \epsilon > \frac{36}{131} \cdot G g p.$$

Et comme en ce cas on n'aura plus $m = \frac{1}{3}$, l'équation

$$m(1 - m)^2 = \frac{16 G g p}{393 \cdot V^3 \epsilon \lambda}$$

aidera à trouver les racines m . Il convient de prendre celle qui sera $> \frac{1}{3}$ & < 1 , & qui donnera $C = mV$.

4°. Enfin on aura

$$\frac{n}{r - \frac{1}{2}\epsilon} = \frac{G}{gC^2}$$

Cette équation ne donne que le rapport entre n & $r - \frac{1}{2}\epsilon$. On fait r beaucoup plus grande que ϵ , afin que l'eau frappe les aubes moins obliquement. Il est encore bon que n soit de plusieurs unités, parce qu'ordinairement la meule tourne avec beaucoup plus de vitesse que la roue à eau. Et comme n détermine l'arrangement du rouage & le rapport entre le nombre des dents & des fuseaux, il est clair que n doit être un nombre entier ou un rapport entre deux nombres entiers. Tout cela se détermine le plus commodément par les circonstances locales.

XXIII.

Suivant toutes ces équations la dépense d'eau $= \mu$ seroit toujours totale, c'est à dire égale à l'affluence, & on n'obtiendroit toujours que le même effet, c'est à dire, des meules données tourneroient avec des vitesses données. Il s'agit donc de trouver la moindre dépense d'eau nécessaire pour cet effet. Voici comment on pourra obtenir ce but. L'équation

$$V^3 \lambda \epsilon = \frac{3G}{131} \cdot Ggp$$

se change sans peine en

$$V^2 M = \frac{3G}{131} \cdot Ggp.$$

Or G, g, p étant données, il est clair que M sera d'autant plus petite, que la vitesse V , & par conséquent aussi la hauteur h , sera plus grande. Si donc il s'agit de ménager l'eau, on fera bien de se servir de toute la hauteur de la chute que les circonstances permettent, à moins qu'elle ne donne trop peu de largeur aux aubes. La vitesse V ne passe pas certaines limites, qu'on trouve en faisant $\epsilon = 0$, & $\epsilon = h - c$. Ces limites sont

$$\begin{aligned} V &> \frac{4}{3} V(g(h - c)), \\ V &< 2 V(g(h - c)). \end{aligned}$$

Nous aurons donc

$$M < \frac{81 \cdot Gp}{524 (h - c)^2}.$$

Et

$$M > \frac{9}{131 (h - c)^2}.$$

Il faudra faire à d'autant plus forte raison

$$\mu > \frac{9 \cdot Gp}{131 (h - c)^2}.$$

C'est ce qu'on obtiendra à mesure qu'on donnera plus de largeur aux aubes. Car le vrai *minimum* de M n'a lieu que lorsqu'on fait $\epsilon = 0$. Mais comme cela ne fauroit se faire, on voit du moins que pour diminuer autant qu'il est possible la dépense d'eau, on fait bien de donner aux aubes une largeur fort modique. Si en effet l'affluence de l'eau n'est gueres plus grande que ce *minimum* de la dépense, il vaudra tout autant l'employer toute entiere, afin de ne pas trop rétrécir la largeur des aubes. Mais si l'affluence est beaucoup plus grande que le *minimum* de la dépense, on cherche si le surplus peut être destiné à quelqu'autre usage. Dans ces cas on donne aux aubes une largeur modique de 8, 10, 12 &c. pouces. Par là on trouve V par l'équation

$$V = \frac{(h - c)^{3 \cdot 2} - (h - \epsilon - c)^{3 \cdot 2}}{3 \epsilon} \cdot 4 V g,$$

& ensuite λ par l'équation

$$\lambda = \frac{36 G g p}{131 \epsilon^3}.$$

Et comme cette équation demande que $m = \frac{1}{3}$, on aura $C = \frac{1}{3} V$, de sorte qu'il ne reste plus qu'à accommoder les valeurs n , r aux circonstances & aux conditions rapportées ci-dessus en sorte que

$$\frac{n}{r - \frac{1}{2} \epsilon} = \frac{G}{g C}.$$

Enfin en déterminant μ , on saura quel est le surplus de l'eau dont on peut faire quelqu'autre usage. On comprend que ce surplus doit être évalué pour le cas où la riviere fournit le moins d'eau.

XXIV.

On voit sans peine que dans cette solution du problème (§. XV.) j'ai fait un double usage du *maximum* de $m(1 - m)^2$. Car d'abord cela nous a donné l'équation

$$V^3 \lambda \epsilon = V^2 M = \frac{36}{131} \cdot Ggp$$

& en même tems la condition que, si on veut obtenir l'effet du moulin qu'on s'est proposé, le produit $V^3 \lambda \epsilon$, ou $V^2 M$ ne sauroit être moins grand que cette équation ne le demande. Ensuite cette même équation nous a fait entrevoir que pour avoir la moindre valeur de M & par conséquent de μ , il faut prendre la vitesse V aussi grande qu'il est possible. Mais comme la plus grande vitesse de V demanderoit $\epsilon = 0$, il en résulte que la moindre dépense d'eau exige que les aubes aient une largeur fort modique. Observons encore que cette moindre dépense n'est pas un *minimum* proprement dit, parce que la condition

$$V < 2V(g(h - c))$$

ne dépend pas de quelque *maximum*, mais simplement des valeurs g, h, c , qui sont données.

XXV.

L'équation

$$V^3 \lambda \epsilon = \frac{36}{131} Ggp$$

nous offre encore un autre *minimum*, qui regarde la longueur des aubes λ . Elle se transforme en

$$\lambda = \frac{36 \cdot Ggp}{131 V^3 \epsilon}$$

où il est évident que λ fera un *minimum* lorsque $V^3 \epsilon$ est un *maximum*. Or nous avons

$$V = \frac{(h - c)^{3:2} - (h - c - \epsilon)^{3:2}}{3\epsilon} \cdot 4 V g.$$

Donc

$$\frac{[(h - c)^{3:2} - (h - c - \epsilon)^{3:2}]^3}{\epsilon \epsilon} = \text{maximum.}$$

Regardant la hauteur $h - c$ comme donnée, & ϵ comme variable, on trouve que ce *maximum* demande que

$$\epsilon = \frac{\sqrt{105} - 3}{10} \cdot (h - c)$$

ou bien

$$\epsilon = 0,72469507 \cdot (h - c).$$

Cette équation nous servira surtout dans les cas où la hauteur $h - c$ est petite, & où par conséquent il est nécessaire de réduire λ à sa moindre valeur. Employant donc cette équation, elle donne

$$V = 7,1213 \cdot V(h - c).$$

Et en faisant, comme ci-dessus (§. 19),

$$\frac{36}{131} \cdot Ggp = 14618,$$

nous aurons

$$\lambda = \frac{55,8}{(h - c)^{5/2}},$$

où nous voyons d'abord que si $h - c$ n'étoit que d'un pié, la longueur des aubes λ seroit de près de 56 piés. Elle se réduit à 28 piés, si la roue ne doit faire aller qu'une meule. Mais c'est toujours une longueur démesurée, qui fait voir que la chute d'un pié ne suffit gueres pour un moulin bien arrangé. Posons $h - c = 2$ piés, nous aurons

$$\lambda = 9,9;$$

cette longueur est passable. Si nous faisons $h - c = 3$ piés, nous aurons

$$\lambda = 3,63$$

$$\epsilon = 2,17$$

ce qui approche fort du *minimum* (§. XVI), qui demande $\lambda = 2\epsilon$. Si nous posons $h - c = 4$ piés, nous aurons

$$\lambda = 1,74.$$

$$\epsilon = 2,90$$

Ici donc on pourra prendre ϵ moins grande que l'équation

$$\epsilon = 0,7247 \cdot (h - c)$$

ne la donne; mais cela n'est pas nécessaire, parce que dans les cas où h va au delà de 3 piés, il vaudra mieux donner au canal la courbure de la roue afin que l'eau la fasse tourner non par le choc mais par la pression. Ainsi l'usage des roues, que l'eau frappe par dessous dans une direction horizontale, se borne au cas où la hauteur h ne va pas au delà de 3 piés. Et si $h < 2$, les aubes auront une longueur démesurée, à moins qu'on ne veuille employer des meules beaucoup plus petites & moudre d'autant moins de farine. Cependant en faisant $h = 1,44$ on aura pour le cas où il n'y a qu'une meule

$$\lambda = 11,25$$

ce qui est encore passable.
