

A PROPOS DU CALCUL DES PERTES DE CHARGE DANS LES CONDUITES FORCÉES

PAR

Ch. HANOCQ

Professeur à l'Université de Liège

Grâce aux recherches d'ordre mathématique faites par *Osborne Reynolds*, la question de la détermination de la résistance de frottement qu'oppose un corps solide à l'écoulement d'un fluide, a fait des progrès si considérables, qu'il est possible aujourd'hui d'établir des formules générales permettant de calculer la perte de charge dans une conduite quelle que soit la nature du fluide qui la traverse.

§ 1. — Formules générales.

On considérait généralement, en hydraulique, la résistance de frottement comme proportionnelle à la surface S en contact avec le fluide, au poids spécifique δ du fluide, au carré de la vitesse relative w du fluide par rapport à la surface :

$$R = k\delta w^2 S \quad (1)$$

En partant de cette loi et en faisant l'hypothèse non vérifiée — hâtons-nous de le dire — que dans une conduite forcée le fluide se déplace par tranches parallèles, on peut montrer aisément que la *perte de charge* h , c'est-à-dire la hauteur de la colonne de fluide qui ferait équilibre à la résistance de frottement, est donnée par la formule :

$$h = k \frac{m}{\sigma} w^2 l \quad (2)$$

dans laquelle m désigne le périmètre de la conduite, σ la section de la conduite, l sa longueur.

En effet ; pour un élément de longueur dx (fig. 1), la résistance dR a pour expression, d'après la loi ci-dessus :

$$dR = k\delta (mdx) w^2;$$

or, par définition, la perte de charge élémentaire dh peut s'exprimer en fonction de dR par l'égalité

$$\sigma dh \delta = dR. \quad (3)$$

Partant de cette égalité, on peut calculer dh puis h en fonction de w

$$dh = k \frac{m}{\sigma} w^2 dx,$$

soit, pour une conduite de section et de périmètre constants :

$$h = k \left(\frac{m}{\sigma} \right) w^2 l \quad (4)$$

Pour les conduites cylindriques

$$\frac{m}{\sigma} = \frac{\pi d}{\pi^2} = \frac{4}{d}$$

En multipliant et en divisant le second nombre par $2g$, et en posant

$$\lambda = 2gk \quad (5)$$

nous obtiendrons la formule classique :

$$h = \lambda \frac{4}{d} \frac{w^2}{2g} l. \quad (6)$$

Les recherches expérimentales de *Darcy* exécutées sur des conduites d'eau, ont montré depuis longtemps que λ ne peut être considéré comme constant ; mais tandis que *Darcy* proposait de regarder λ comme fonction de d et indépendant de w , et posait

$$\lambda = a + \frac{b}{d}$$

d'après *Prony* λ était surtout fonction de w

$$\lambda = a' + \frac{b'}{w}$$

C'est *Osborne Reynolds* qui le premier a montré, en s'appuyant sur la *loi de similitude*, que λ était une fonction des grandeurs w , d et ν , ν représentant ce qu'on appelle le *coefficient de viscosité cinématique* du fluide

$$\lambda = \varphi(w, d, \nu) \quad (7)$$

Pour pouvoir préciser la signification du coefficient ν , il est nécessaire d'examiner de plus près le phénomène de l'écoulement d'un fluide à travers une conduite cylindrique de section constante.

L'hypothèse des tranches parallèles n'est pas réalisée ; l'écoulement à travers un tuyau cylindrique se produit suivant deux régimes stables bien distincts : le premier que l'on désigne sous le nom d'*écoulement laminaire*, pendant lequel le mouvement du fluide se fait par *couches concentriques*, la vitesse variant depuis un maximum sur l'axe, jusqu'à une vitesse nulle à la paroi ; le second pendant lequel la trajectoire d'un élément quelconque, au lieu d'être rectiligne et parallèle à l'axe, comme dans le cas précédent, devient sinueuse par rapport à cet axe ; c'est celui qui est appelé, pour cette raison, *écoulement tourbillonnaire*.

Par vitesse w dans une section, il faut donc entendre, d'après ce que nous venons de voir, la vitesse moyenne définie par la relation

$$w = \frac{Q}{\frac{\pi d^2}{4}}$$

Q désignant le débit, d le diamètre de la conduite.

Tant que cette vitesse w reste inférieure à une certaine vitesse w_c que l'on désigne sous le nom de *vitesse critique*, l'écoulement est *laminaire* et la perte de charge doit être calculée par la formule de *Poiseuille* :

$$h = 32 \frac{\nu}{g} \frac{1}{d^2} w l \quad (9)$$

Au delà de cette vitesse w_0 , l'écoulement est tourbillonnaire ; la vitesse à la paroi cesse d'être nulle et il se produit un transport de quantité de mouvement d'une couche à l'autre qui modifie la répartition des vitesses dans la section de la conduite et accroît la perte d'énergie, partant la perte de charge ; celle-ci est alors donnée par la formule (6), λ étant une fonction de w , d et ν .

Pour établir la relation (9), on admet que la force de frottement R qui agit entre deux couches de fluide de surface S se déplaçant l'une par rapport à l'autre, est donnée par la formule

$$R = \mu S \left(\frac{dw}{dn} \right) \quad (10)$$

$\left(\frac{dw}{dn} \right)$ représentant la dérivée de la vitesse par rapport à la normale à la surface de contact, μ un coefficient de proportionnalité qui dépend de la viscosité et que l'on désigne pour cette raison sous le nom de *coefficient de viscosité*.

S'appuyant sur cette loi due à *Newton*, on peut démontrer la formule de *Poiseuille*.

Il suffit de considérer (fig. 2) un élément limité par deux surfaces cylindres de rayon r et $(r + dr)$ et par deux plans perpendiculaires à l'axe de la conduite, distants de x et $(x + dx)$. Cet élément est en équilibre sous l'action des forces

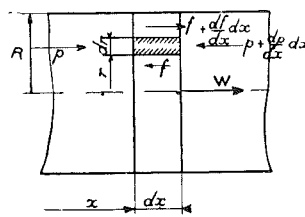


Fig. 2.

$$(2 \pi r dr) p \text{ et } 2 \pi r dr \left(p + \frac{dp}{dx} dx \right)$$

d'une part, et

$$2 \pi r dx f \text{ et } 2 \pi r dx \left(f + \frac{df}{dr} dr \right)$$

d'autre part, f ayant pour valeur d'après la formule (10)

$$f = \frac{R}{S} = \mu \frac{dw}{dr} \quad (11)$$

On peut donc écrire après simplification

$$\left(\frac{dp}{dx} \right) dx dr = dx \frac{df}{dr} dr = \mu dx \frac{d}{dr} \left(\frac{dw}{dr} \right) dr$$

ou

$$\frac{dp}{dx} = \mu \frac{d}{dr} \left(\frac{dw}{dr} \right) \quad (12)$$

De cette équation on peut tirer w , en fonction de $\frac{dp}{dx}$ qui est constant pour toutes les valeurs de r , dans une section donnée, de w_0 vitesse sur l'axe, et du rapport $\frac{r}{R}$. On peut calculer ensuite w_0 en fonction de la vitesse moyenne w , en écrivant que

$$\pi R^2 w = \int_0^R 2 \pi r dr w \quad (13)$$

On déterminera ensuite dp puis dh , en observant que

$$\sigma dp = \sigma \delta dh ;$$

on obtiendra ainsi, pour un diamètre d constant :

$$h = k \frac{\mu}{\delta} \frac{1}{d^2} w l = k \frac{\mu g}{\delta} \frac{1}{g} \frac{1}{d^2} w l \quad (14)$$

formule de *Poiseuille*, si l'on pose :

$$\frac{\mu g}{\delta} = \nu ; \quad (15)$$

$\frac{\mu g}{\delta}$ représente la valeur de ce que nous avons appelé le *coefficient de viscosité cinématique*.

D'après la formule (10) qui définit le coefficient de viscosité μ a pour dimensions :

$$\frac{F}{L^2} \frac{L}{L T^{-1}} = \frac{F T}{L^2} ;$$

on peut donc dire que ν a pour dimensions :

$$\frac{F T}{L^2} \times \frac{L T^{-2}}{F L^{-3}} = L^2 T^{-1}$$

Dans ces conditions, on peut montrer que la fonction φ (w, d, ν) est de la forme

$$\varphi \left(\frac{wd}{\nu} \right)$$

En effet, d'après la formule (6), λ est un simple coefficient :

$$\lambda = \frac{h}{4} \frac{w^2 l}{2g} = \frac{L}{L^{-1} \frac{L^2 T^{-2}}{L T^{-1}} L} = 1,$$

et la condition d'homogénéité de la formule (7) implique que l'on puisse grouper les termes de façon que chacun d'eux soit sans dimensions ; or il ne peut en être ainsi que si les variables se groupent pour donner lieu à un coefficient sans dimensions :

$$\alpha = \frac{wd}{\nu} \left(\frac{L T^{-1} L}{L^2 T^{-1}} = 1 \right); \quad (16)$$

c'est ce coefficient α qui est appelé *coefficient de Reynolds*.

On peut chercher l'expression de α en fonction du coefficient de viscosité qui dans les tables des constantes physiques, est donné dans le système C. G. S. On trouve, en conservant les unités de kgm. sec. pour w , d et δ et, en adoptant pour μ les valeurs données dans les tables,

$$\alpha = 10 \frac{wd\delta}{\mu}. \quad (17)$$

En effet, μ dans le système centimètre gramme-masse seconde, que nous désignerons par μ_a , a pour dimensions

$$\frac{MLT^{-2}L}{L^2LT^{-1}} = \frac{MT^{-1}}{L}$$

alors que dans le système centimètre gramme-force seconde il a pour dimensions $\frac{FT}{L^2}$; si nous désignons par μ_t cette dernière valeur, nous aurons pour rapport des deux valeurs

$$\frac{\mu_a}{\mu_t} = 981.$$

Si nous désignons, comme dans la formule (15), par μ la valeur du coefficient de viscosité dans le système kg. m. sec. nous aurons entre μ et μ_t la proportion, d'après la valeur des dimensions indiquées ci-dessus :

$$\frac{\mu}{\mu_t} = \frac{1}{\frac{1000}{10000}} = 10$$

En transportant ces rapports dans les relations (15) et (16) combinées, il viendra

$$\alpha = \frac{wd\delta}{\mu g} = \frac{wd\delta}{10 \mu_t g} = \frac{wd\delta}{10 \frac{\mu_a}{981} g}$$

formule qui dans le système d'unités kg.m.sec. devient identique à la formule (17), puisque g doit être remplacé par 9,81, et que μ est mis pour μ_a .

μ désignera donc dans ce qui va suivre le *coefficient de viscosité absolu*.

Lorsqu'on applique la formule (6) aux conduites d'air et de vapeur, il est préférable de calculer la perte de pression, au lieu de la perte de charge, puisque δ varie ; si les pressions sont exprimées en kg./cm², on a entre les deux valeurs, la relation :

$$10.000 (p_1 - p_2) = h \delta \quad (18)$$

et partant

$$p_1 - p_2 = \frac{\lambda}{10^4} \delta \frac{4 w^2 l}{d 2g} = \beta \frac{\delta w^2 l}{d} \quad (19)$$

β désignant le coefficient de résistance à l'écoulement et ayant pour valeur en fonction de λ

$$10^4 \beta = \frac{4 \lambda}{2g} \quad (20)$$

§ 2. — Résultats des expériences effectuées pour la détermination du coefficient de résistance.

Des recherches expérimentales effectuées en Allemagne et en Angleterre sur des *tuyaux lisses*, ont permis de fixer la valeur de β en fonction de α ; la formule proposée par *Ombeck*

$$10^3 \beta = \frac{123,2}{\alpha^{0,224}} \quad (21)$$

diffère toutefois légèrement de celle indiquée par *Lees* pour coordonner de nombreux essais entrepris par *Stanton* en vue de vérifier la loi de similitude de Reynolds ; ces expériences, effec-

tuées avec de l'air et de l'eau sur des tuyaux polis en cuivre étiré de 5 diamètres différents variant de 0,144" à 4,96", ont conduit le professeur Lees à proposer la formule suivante :

$$10^8 \beta = \frac{312}{\alpha^{0,35}} + 3,66 \quad (22)$$

Ces formules ne sont valables que pour les tuyaux lisses ; pour les *tuyaux rugueux* la question est plus complexe et, on le conçoit, plus importante au point de vue des applications pratiques, puisque les tuyaux en fer ou en fonte ne peuvent être considérés comme des tuyaux lisses.

Le lecteur trouvera dans l'étude de M. Lebeau qui fait suite à cette note, des graphiques et formules fixant les valeurs numériques de β en fonction de α pour tous les diamètres de conduites en fer et en fonte.

Cette étude, fruit de longues et patientes recherches, donne une synthèse remarquable de tous les résultats d'expériences connus jusqu'à ce jour.

Pour réaliser cette synthèse, M. Lebeau a fait une analyse minutieuse de toutes les expériences importantes, depuis les plus anciennes dues à *Darcy* jusqu'aux plus récentes. Portant en ordonnées les valeurs du coefficient β pour les valeurs de α correspondant aux conditions réalisées dans les essais, il a pu se rendre compte des écarts parfois considérables qui existent entre les valeurs fournies par les différents expérimentateurs. Ces écarts s'expliquent par le fait que tous n'ont pas opéré dans des conditions absolument comparables, avec les mêmes soins et la même précision, et aussi — il faut bien l'ajouter — par suite du fait que l'on ne peut considérer tous les tuyaux en fer et tous les tuyaux en fonte comme présentant absolument la *même rugosité*.

La grande difficulté de coordonner les résultats obtenus par les différents expérimentateurs, résulte donc de la nécessité d'écarter les valeurs les moins probables, tout au moins de donner un degré d'importance moindre aux résultats fournis par des expériences effectuées dans des conditions plus defectueuses ou moins bien définies. Pour mener à bien une telle tâche, il est nécessaire de posséder une longue expérience personnelle

et un jugement très sûr. Le lecteur pourra se rendre compte de la valeur des résultats obtenus par M. Lebeau, lorsque nous aurons montré comment ils cadrent avec ceux indiqués par le Professeur Lees pour les tuyaux lisses, et comment il est possible de faire une synthèse extrêmement simple de l'ensemble des valeurs proposées par M. Lebeau, pour les tuyaux rugueux, et par le Professeur Lees pour les tuyaux lisses.

Il est nécessaire d'ajouter, pour que cette remarque prenne toute sa valeur, que M. Lebeau n'a eu connaissance de la formule de *Lees* qu'après nous avoir communiqué son étude et que, dans ses recherches, il ne s'est laissé guider que par des considérations d'ordre expérimental et non par des idées théoriques préconçues.

Sans examiner pour le moment comment varient les coefficients de la formule proposée par M. Lebeau, nous pouvons constater que cette formule

$$10^8 \beta = \frac{a}{\alpha^n} + b$$

est de la même forme que celle proposée par le Professeur Lees.

Une autre observation que nous pouvons dégager immédiatement, c'est que toutes les courbes sont parallèles et que, partant, b seul varie quand on passe d'un diamètre à un autre.

Enfin nous voyons que la limite inférieure des valeurs de $10^8 \beta$ est celle qui correspond au tuyau lisse, quel que soit le diamètre.

Sur ces déductions fondamentales tirées de l'examen des graphiques déduits par M. Lebeau des résultats expérimentaux, nous allons pouvoir établir une formule générale en fonction de la rugosité et du diamètre, qui, bien que s'écartant de la forme adoptée par M. Lebeau, n'en confirme pas moins l'exactitude des valeurs proposées par lui.

§ 3. — Synthèse des résultats d'expérience présentés par M. Lebeau.

Ainsi que nous l'avons rappelé ci-dessus, pour une valeur inférieure à w_c , appelée vitesse critique, l'écoulement devient lami-

naire et la formule qui donne la perte de charge peut s'écrire (équation 9) :

$$h = 16 \frac{4}{d} \frac{w^2}{2g} \frac{\nu}{wd} l = \frac{16}{\alpha} \frac{4}{d} \frac{w^2}{2g} l \quad (24)$$

et se mettre sous la forme :

$$h = \lambda \frac{4}{d} \frac{w^2}{2g} l \quad (24)b$$

en posant :

$$\lambda = \frac{16}{\alpha} \quad (25)$$

Cette valeur de λ conduit, par application de la relation (20), à l'expression :

$$10^8 \beta = 10^4 \frac{4 \times 16}{2g} \frac{1}{\alpha} = \frac{a}{\alpha} \quad (26)$$

a étant constant et égal à :

$$a = 10^4 \frac{64}{2g} = 3,27 \cdot 10^4 \quad (27)$$

Ainsi, si nous portons dans un diagramme en abscisses $\log \alpha$ et en ordonnées $\log (10^8 \beta - b)$, nous voyons que nous obtiendrons pour représenter l'écoulement tourbillonnaire une droite

$$\log (10^8 \beta - b) = \log a - n \log \alpha \quad (28)$$

tandis que pour l'écoulement laminaire nous aurons pour équation, celle d'une autre droite

$$\log (10^8 \beta - b) = \log (10^8 \beta) = \log 10^4 \cdot 3,27 - \log \alpha \quad (29)$$

La vitesse critique w_c pour laquelle l'écoulement laminaire devient tourbillonnaire, est donnée par la relation

$$\frac{w_c d}{\nu} = c \quad (30)$$

la constante c ayant pour valeur, d'après le Professeur Lees, 1400 environ.

Cela revient à dire que les deux droites, fig. 3, représentant les deux régimes stables d'écoulement, se coupent en un point d'abscisse égal à

$$\log \alpha = \log 1400 = 3,146.$$

Que le tuyau soit rugueux ou lisse, le passage d'un régime à l'autre se fait toujours par la même valeur de α ; il résulte de là que, quels que soient la rugosité et le diamètre, l'ordonnée $\log (10^8 \beta - b)$ sera la même pour $\alpha = 1400$ que celle donnée pour les tuyaux lisses. Or, pour ces derniers, cette ordonnée a pour valeur, d'après la formule (29),

$$\log (10^8 \beta - b) = \log 10^4 \times 3,27 - \log 1400 = 1,368.$$

Donc entre n et a , nous aurons la relation

$$\log a - n \log 1400 = 1,368$$

ou

$$n = \frac{\log a - 1,368}{3,146} \quad (31)$$

Ainsi, si a varie en passant d'une diamètre à un autre, n doit également varier. Mais, comme nous l'avons vu, seule la constante b change quand on passe d'un diamètre à un autre, puisque toutes les courbes sont identiques, et simplement déportées par rapport à l'axe d'une valeur variable avec le diamètre ; on peut donc conclure que n et a sont des constantes et nous pourrions déterminer leur valeur en s'imposant que l'équation

$$10^8 \beta = \frac{a}{\alpha^n} + b$$

correspondant au tuyau en fer de diamètre $d = 1,000$ par exemple, donne une courbe ayant deux points communs avec la courbe expérimentale, l'un d'abscisse $\alpha = 10^5$, l'autre d'abscisse $\alpha = 2 \times 10^6$.

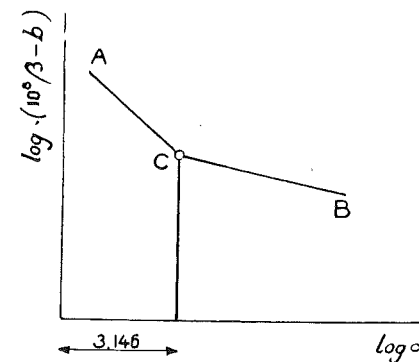


Fig. 3.

Les deux équations de condition qui en résultent, et l'équation (31), suffisent pour déterminer les trois valeurs de a , n et b .

Après avoir opéré ainsi, nous avons adopté les valeurs

$$n = 0,333 \quad a = 2,718 \times 10^2 = e \cdot 10^2 \\ b = 4,16$$

qui conduisent à une courbe ne s'écartant de la courbe expérimentale que de

$$+ 0,3 \% \text{ pour } \alpha = 10^5 \\ - 1,2 \% \text{ pour } \alpha = 10^6 \\ - 1,0 \% \text{ pour } \alpha = 2 \cdot 10^6$$

ce qui est suffisant comme approximation.

Pour vérifier l'équation (31) nous aurions dû toutefois adopter

$$n = 0,339 \text{ au lieu de } 0,333 ;$$

nous avons préféré prendre 0,333 qui permet de calculer le premier terme de l'équation en effectuant la racine cubique de α . Cette valeur de $n = 0,333$ correspond à une constante c (équation 30) égale à 1320 au lieu de 1400 ; étant donné que cette constante c ne peut être déterminée qu'avec une approximation relativement grossière, on peut dire qu'il n'y a aucun inconvénient à conserver $n = 0,333$.

En adoptant $b = 3,40$, nous retrouvons les ordonnées de la courbe correspondant aux tuyaux lisses (équation 22), à

$$+ 1,5 \% \text{ pour } \alpha = 10^5 \\ - 0,7 \% \text{ pour } \alpha = 10^6 \\ - 1,0 \% \text{ pour } \alpha = 2 \times 10^6$$

Nous pouvons donc employer pour les tuyaux polis l'équation

$$10^8 \beta = \frac{271,8}{\alpha^{0,333}} + 3,40 \quad (32)$$

sans faire d'erreur appréciable.

Pour déterminer la valeur de b pour les différents diamètres de conduite, remarquons que si nous introduisons dans l'équa-

tion (28) les mêmes valeurs de α pour deux diamètres différents nous obtiendrons, en désignant par b et b_1 , les constantes

$$\log(10^8 \beta - b) = \log(10^8 \beta_1 - b_1)$$

ce qui conduit à

$$10^8 \beta - b = 10^8 \beta_1 - b_1 = c^{1e} \quad (33)$$

Cette constante est égale à 2,16 pour $\alpha = 2 \cdot 10^6$.

Ainsi la valeur b s'obtiendra, pour un diamètre quelconque, en soustrayant de l'ordonnée correspondant à $\alpha = 2 \cdot 10^6$, la quantité constante 2,16. Il sera donc facile de dresser un tableau des valeurs de b pour les différents diamètres de la série des tuyaux en fer et en fonte.

Cette valeur de b dépend à la fois du diamètre d et de la rugosité moyenne que nous désignerons par ϵ ; en vertu de la loi de similitude elle doit être fonction du rapport $\left(\frac{d}{\epsilon}\right)$. On peut ajouter que cette fonction devra être telle qu'à la limite pour $\epsilon = 0$, elle prenne la valeur 3,4 indépendante du diamètre qui correspond aux tuyaux lisses.

D'autre part, nous devons admettre qu'à mesure que le diamètre grandit, l'influence de la rugosité diminue, si bien qu'à la limite pour $d = \infty$ on doit retrouver la même valeur $b = 3,40$. Dans ces conditions nous pouvons poser

$$b = k \left(\frac{\epsilon}{a}\right) + 2,4 \quad (34)$$

formule qui répond aux conditions énumérées ci-dessus :

$$b = 3,4 \text{ pour } \epsilon = 0 \text{ et pour } d = \infty.$$

Déterminons en partant des valeurs de b , pour les différents diamètres de la série des tuyaux en fer

$$b' = b - 2,4$$

puis

$$y = \log b' \quad (35)$$

Si nous multiplions la valeur de y par $\frac{d}{\epsilon}$, en choisissant arbitrairement ϵ nous constatons que

$$y = y' \times \frac{d}{\epsilon} \quad (36)$$

tend vers une limite pour $d = \infty$. Cette limite est égale à 2500 environ (2512) si l'on adopte $\epsilon = \frac{1}{10}$ pour les tuyaux en fer.

Traçons les diagrammes des valeurs de y' en fonction de $\frac{d}{\epsilon}$; nous obtiendrons une série de points marqués par un cercle, qui se groupent sur une courbe asymptotique (fig. 4, courbe I), l'ordonnée de l'asymptotique étant égale à 2512. Remarquons que l'allure de cette courbe ne dépend pas du choix de ϵ , car une diminution de ϵ aurait simplement pour effet d'augmenter les ab-

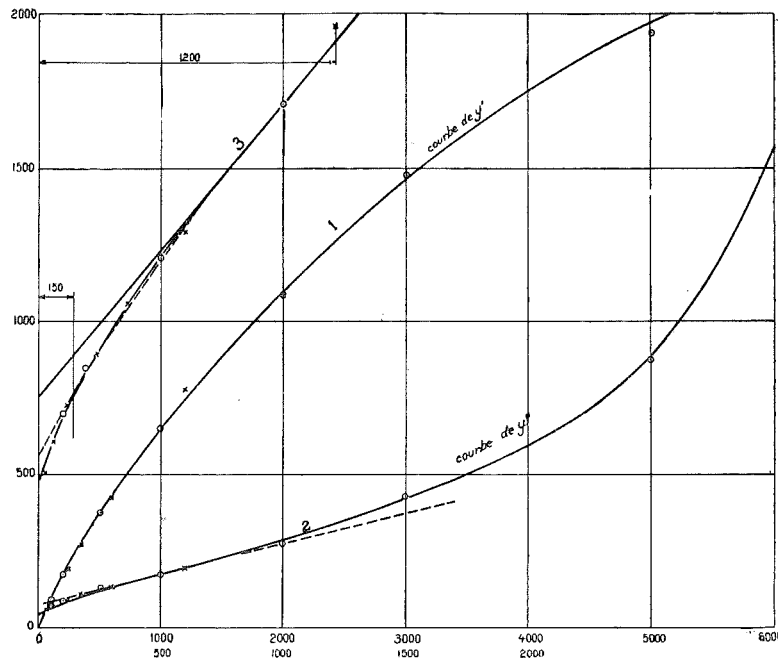


Fig. 4.

scisses et les ordonnées dans les mêmes proportions; si nous voulons rendre les valeurs de y' indépendantes du choix particulier que nous avons fait de $\epsilon = \epsilon_1 = \frac{1}{10}$ qui représente la rugosité

des tuyaux en fer, nous aurons à diviser la valeur limite par ϵ_1 , et admettre que celle-ci est égale d'une façon générale à

$$\frac{251,2}{\epsilon_1} \quad (37)$$

Entre les tuyaux en fer et les tuyaux en fonte, il ne peut exister, au point de vue de l'écoulement du fluide, qu'une différence : la rugosité; ϵ est nécessairement plus grand pour les tuyaux en fonte, mais il est évident que si l'on adopte pour ϵ une valeur x fois plus grande, on devra retrouver pour les tuyaux en fonte la même courbe I de la fig. 4, en vertu de la loi de similitude.

En répétant pour les tuyaux en fonte le calcul que nous avons fait pour déterminer b' , puis de $y = \log b'$ et enfin de

$$y = y' \times \frac{d}{\epsilon},$$

nous avons obtenu les points marqués d'une croix, fig. 4 courbe I, en posant

$$\epsilon = \frac{8,35}{10} \text{ mm} \quad (38)$$

Ainsi, si nous admettons que les tuyaux en fonte ont une rugosité moyenne 8,35 fois plus élevée que la rugosité des tuyaux en fer, ce rapport étant choisi de manière à faire coïncider un point des deux courbes, nous constatons que tous les points de la seconde courbe se groupent très exactement sur la première. C'est là, on en conviendra, un fait qui plaide singulièrement en faveur des résultats proposés par M. Lebeau, étant donné que cette coïncidence ne provient pas de l'idée préconçue de trouver des valeurs satisfaisant à la loi de similitude, mais exclusivement du choix judicieux des valeurs les plus probables dans l'ensemble des valeurs expérimentales examinées.

Ainsi, nous arriverons à cette conclusion qu'il n'existe qu'une seule courbe pour représenter les valeurs de γ' et partant celle de b , quelle que soit la catégorie de tuyaux étudiés et le diamètre envisagé, à la condition de prendre comme variable non d mais $\frac{d}{\epsilon}$, ϵ désignant la rugosité moyenne correspondant à la catégorie envisagée.

La courbe I pourra servir au calcul si on adopte pour les tuyaux

$$\text{en fer } \varepsilon = \frac{1}{10} \text{ et pour les tuyaux en fonte } \varepsilon = \frac{8,5}{10}.$$

Bien que nous ne puissions espérer arriver par la voie théorique que nous venons de suivre, à une formule aussi maniable que celles proposées par M. Lebeau pour coordonner *séparément* les chiffres trouvés pour chacune des catégories de tuyaux, en fer et en fonte, nous croyons utile de poursuivre ces calculs qui nous permettront d'établir une équation unique et générale.

Cette équation permettra tout au moins d'étendre les conclusions tirées de certaines expériences particulières, sur des tuyaux rivés par exemple, ou des tuyaux avec dépôts. Au point de vue des applications courantes, il n'en restera pas moins vrai que la méthode exposée par M. Lebeau, de même que les formules qu'il propose, garderont toute leur valeur, au point de vue pratique auquel il s'est placé.

§ 4. — Recherche d'une formule générale donnant le coefficient de résistance en fonction du diamètre et de la rugosité.

Nous pouvons représenter la valeur de y' portée en diagramme fig. 4 courbe I, par une relation de la forme

$$y' = \frac{251,2}{k' f' \left(\frac{\varepsilon}{d} \right)}$$

qui donne à $\log y'$ la valeur

$$\log y' = \log \frac{251,2}{\varepsilon_1} - f' \left(\frac{\varepsilon}{d} \right) \log k' \quad (40)$$

et à

$$\frac{1}{f' \left(\frac{\varepsilon}{d} \right)} = \frac{\log k'}{\log \frac{251,2}{\varepsilon_1} - \log y'} \quad (41)$$

En adoptant pour $\log k'$ la valeur arbitraire $\frac{10}{\varepsilon_1}$, nous rendrons l'allure de la courbe

$$y'' = \frac{1}{f' \left(\frac{\varepsilon}{d} \right)} \quad (42)$$

indépendante du choix de ε_1 . En effet, nous avons vu que y' croît proportionnellement à $\frac{1}{\varepsilon_1}$ et partant nous pouvons conclure que le dénominateur ne dépend pas de ε_1 ; le numérateur étant inversement proportionnel à ε_1 , de même que les valeurs des abscisses, il en résulte que les ordonnées et les abscisses croîtront dans la même proportion que $\frac{1}{\varepsilon_1}$.

Cette valeur $\frac{10}{\varepsilon_1}$ étant introduite dans l'équation (41) nous obtiendrons

$$y'' = \frac{1}{f' \left(\frac{\varepsilon}{d} \right)} = \frac{\frac{10}{\varepsilon_1}}{\log \frac{251,2}{\varepsilon_1} - \log y'} \quad (43)$$

Pour $\varepsilon_1 = \frac{1}{10}$, nous avons obtenu la courbe 2 fig. 4 à l'échelle indiquée sur l'axe des ordonnées, et la courbe 3 à une échelle 10 fois plus grande, les abscisses étant doublées.

Cette courbe de y'' en fonction de $\left(\frac{d}{\varepsilon} \right)$ peut être représentée par la relation suivante (*), dans laquelle ε_1 est mis pour $\frac{1}{10}$ mm.

(*) Nous avons, tout d'abord, adopté pour les coefficients numériques 7,6 au lieu de 7,4, 2 au lieu de 2,85, 1200 au lieu de 600; la courbe correspondante représentée en pointillés avait son point d'inflexion pour l'abscisse 1200, et s'écartait notablement de la courbe expérimentale pour les valeurs inférieures à 150. Avec les coefficients numériques proposés, l'identité entre la courbe fournie par l'équation (44) et la courbe expérimentale est complète pour les faibles valeurs de $\frac{d}{\varepsilon}$, et très suffisante pour les valeurs élevées de $\frac{d}{\varepsilon}$ (10.000 et plus).

$$y'' = \frac{7.4}{\varepsilon_1} + 0,095 \frac{d}{\varepsilon} - \frac{2,85}{\varepsilon_1} \left[\frac{600 - 10 \varepsilon_1 \frac{d}{\varepsilon}}{600} \right]^3$$

Si l'on adopte pour y'' la valeur ci-dessus, on trouve pour $10^8 \beta$ en fonction de α et de d la formule suivante :

$$10^8 \beta = \frac{e \times 10^2}{\alpha^{\frac{1}{3}}} + 2,4 + 10^{\frac{e}{d} y'} \quad (45)$$

y' ayant pour valeur

$$y' = \frac{\frac{251.2}{\varepsilon_1}}{10^{\frac{10}{\varepsilon_1}} \frac{1}{\frac{7,4}{\varepsilon_1} + 0,095 \frac{d}{\varepsilon} - \frac{2,85}{\varepsilon_1} \left[\frac{600 - 10 \varepsilon_1 \frac{d}{\varepsilon}}{600} \right]^3}} \quad (46)$$

Cette formule peut s'écrire également si on utilise pour base celle des logarithmes népériens au lieu des logarithmes ordinaires que nous avons précédemment adoptée

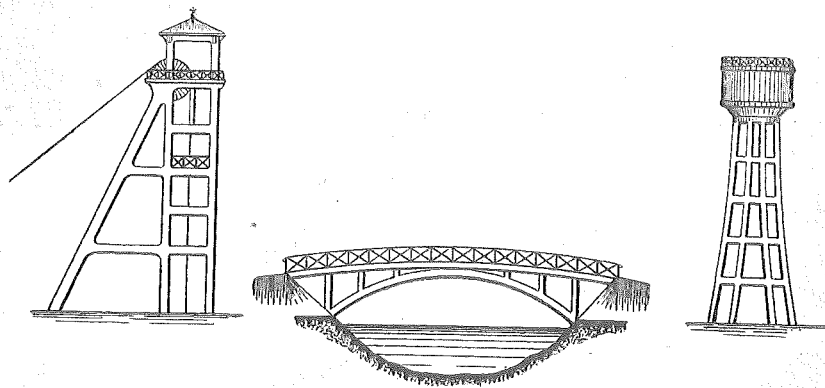
$$10^8 \beta = \frac{e \times 10^2}{\alpha^{\frac{1}{3}}} + 2.4 + B$$

B ayant pour valeur

$$B = e \frac{\frac{578}{d \frac{\varepsilon_1}{\varepsilon}}}{e \frac{2,3}{0,74 + 0,0095 d \frac{\varepsilon_1}{\varepsilon} - 0,285 \left[\frac{600 - 10 d \frac{\varepsilon_1}{\varepsilon}}{600} \right]^3}}$$

d étant exprimé en mm. dans l'expression de B.

Pour retrouver les résultats donnés par les courbes de M. Lebeau, il suffira de prendre $\varepsilon = \varepsilon_1$ pour les tuyaux en fer, $\varepsilon = 8,35 \varepsilon_1$ pour les tuyaux en fonte.



Entreprises Ch. TOURNAY

Société Coopérative

1, rue des Anges, à LIÈGE

BÉTON ARMÉ

1^{re} section : GRANDS TRAVAUX

Ponts, Passerelles, Réservoirs, Châteaux d'eau, Silos, Bâtiments, etc.

Chevalements de mines (31 construits ou en construction)

2^e section : ATELIER DE FLOREFFE

Dalles pour planchers creux, Blocs et Dalles pour murs creux,

Tuyaux, etc.

Adresse télégraphique : Tournay, Liège

Liège : 4448 et 1689
 Téléphones { Somain (Nord) : 29
 Strasbourg :

Chèques postaux 4027

Banque Générale de Liège

Société Générale de Valenciennes

Société Générale Alsacienne à Strasbourg

93 R 24

REVUE UNIVERSELLE DES MINES. P. I. C. = 1^{er} FÉVRIER 1922. 6^e SÉRIE. TOME XII. N° 3

Société Géologique
 de Belgique
 65^e ANNÉE
 7, Place du 20 août, 7
 LIÈGE

232/1

6^e SÉRIE
 TOME XII. — N° 3

1^{er} FÉVRIER 1922

REVUE UNIVERSELLE DES MINES

DE LA

MÉTALLURGIE, DES TRAVAUX PUBLICS
 DES SCIENCES ET DES ARTS APPLIQUÉS A L'INDUSTRIE

Annuaire de l'Association des Ingénieurs sortis de l'École de Liège
 A. I. Lg.

UNION PROFESSIONNELLE RECONNUE

SOMMAIRE :

Mémoire :

HANOCO, Ch. — A propos du calcul des pertes de charge dans
 les conduites forcées (533.16) p. 217

Bulletin :

GÉRARD, G.-L. — Standardisation (provisoire) des cornières
 égales (338.624) p. 235
 HUBERT, H. — Evolution des installations de force motrice aux
 Etats-Unis (629.2(73) p. 239
 DEFIZE, F. — Les commissions d'études du combustible (662.6).
 (suite et fin) p. 244

Chronique :

GILARD, P. — Le verre de quartz (666.12) (à suivre) p. 253
 LEDRUS, R. — Les spectres des rayons X (537.532.4) p. 263

Revue des Périodiques techniques: pp. 272 à 299

Revue paraissant le 1^{er} et le 15 de chaque mois

publiée sous la direction du Comité scientifique de l'A. I. Lg.

Abonnement : Un an, 72 frs. — Le Numéro : 5 frs

ADMINISTRATION ET RÉDACTION :

16, Quai des Etats-Unis, LIÈGE

IMPRIMERIE H. VAILLANT-CARMANNE, 4, PLACE SAINT-MICHEL, LIÈGE

1922