

Exercice n° 2

Soit la conduite en charge de forme trapézoïdale représentée par la figure 1. Elle écoule un débit volume Q d'un liquide de viscosité cinématique ν , sous un gradient de la perte de charge linéaire J . Sa paroi interne est considérée comme étant pratiquement lisse ($\mathcal{E} \rightarrow 0$). La conduite est définie par ses dimensions linéaires horizontales a et b , par sa dimension verticale Y ainsi que par l'angle d'inclinaison α de sa paroi latérale par rapport à l'horizontale.

Les relations théoriques régissant l'écoulement dans la conduite considérée ont été présentées au cours de l'exercice n°1 (fichier à télécharger).

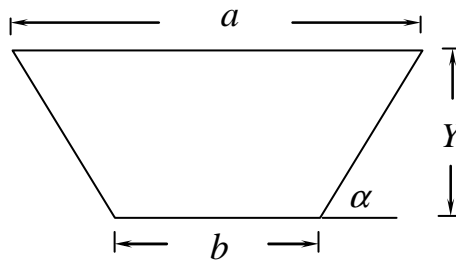


Figure 1 : Schéma de définition de la conduite en charge de forme trapézoïdale

a) Déterminer les dimensions linéaires b et Y , sachant que :

$$Q = 5 \text{ m}^3 / \text{s} ; a = 4 \text{ m} ; J = 2.10^{-4} ; \alpha = 60^\circ (m = 0,57735027) ; \nu = 10^{-6} \text{ m}^2 / \text{s}$$

b) Vérifier les calculs en déterminant, pour les dimensions linéaires obtenues à l'étape précédente :

- i. Le gradient J de la perte de charge linéaire selon *Darcy-Weisbach*.
- ii. Le débit volume Q par application de la formule générale.
- iii. Le débit volume Q selon *Chézy*.

Solution

i. Calculons le paramètre C_1 , en vertu de la relation (10) :

$$C_1 = \sqrt{1+m^{-2}} + 1 = \sqrt{1+0,57735027^{-2}} + 1 = 3$$

ii. Calculons le paramètre C^* , conformément à la relation (29) :

$$\text{iii. } C^* = \frac{(C_1 - 2)}{3C_1} = \frac{(3 - 2)}{3 \times 3} = 1/9$$

iv. Selon la relation (47), le paramètre \bar{q} est :

$$\bar{q} = \frac{1}{\sqrt{C_1}} = \frac{1}{\sqrt{3}} = 0,57735027$$

v. Le modèle rugueux de référence de la conduite trapézoïdale considérée est caractérisé par le gradient de la perte de charge linéaire $\bar{J} = J$ et écoule le débit volume $\bar{Q} = Q$. Selon la relation (46), sa dimension linéaire horizontale \bar{a} est donc :

$$\bar{a} = \left(\frac{m^3 C_1^2 \bar{Q}^2}{2gJ} \right)^{1/5} = \left(\frac{m^3 C_1^2 Q^2}{2gJ} \right)^{1/5} = \left(\frac{0,57735027^3 \times 3^2 \times 5^2}{2 \times 9,81 \times 2.10^{-4}} \right)^{1/5} = 6,43508559 \text{ m}$$

vi. Calculons le paramètre $\bar{\beta}$, par application de la relation de la relation (35) :

$$\bar{\beta} = \frac{C^* \bar{q}^{-2/3} + \sqrt{(C^* \bar{q}^{-2/3})^2 + 4(1 - \bar{q}^{-2/3})(1 - C^{*2} \bar{q}^{-2/3})}}{2(1 - C^{*2} \bar{q}^{-2/3})}$$

Avec :

- $\bar{q}^{-2/3} = 0,57735027^{2/3} = 0,69336127$
- $C^* \bar{q}^{-2/3} = 0,69336127 / 9 = 0,07704014$
- $C^{*2} \bar{q}^{-2/3} = 0,69336127 / 9^2 = 0,00856002$

Ainsi :

$$\bar{\beta} = \frac{0,07704014 + \sqrt{0,07704014^2 + 4 \times (1 - 0,69336127) \times (1 - 0,00856002)}}{2 \times (1 - 0,00856002)} = 0,59634323$$

vii. Les caractéristiques du modèle rugueux de référence de la conduite considérée sont, en particulier :

- L'aire de la section mouillée \bar{A} , telle que, conformément à la relation (13) :

$$\bar{A} = \bar{a} \frac{(1 - \bar{\beta}^2)}{4m} = 6,43508559^2 \times \frac{(1 - 0,59634323^2)}{4 \times 0,57735027} = 11,5544108 \text{ m}^2$$

- Le périmètre mouillé \bar{P} , tel que, en vertu de la relation (14) :

$$\begin{aligned} \bar{P} &= \bar{a} [C_1 - (C_1 - 2)\bar{\beta}] \\ &= 6,43508559 \times [3 - (3 - 2) \times 0,59634323] = 15,467737 \text{ m} \end{aligned}$$

viii. Le nombre de Reynolds \bar{R} de l'écoulement dans le modèle rugueux de référence est :

$$\bar{R} = \frac{4Q}{P\nu} = \frac{4 \times 5}{15,467737 \times 10^{-6}} = 1293013,97$$

ix. Le coefficient de correction des dimensions linéaires ψ est par suite :

$$\psi = 1,35 \left[-\log \left(\frac{\varepsilon / \bar{D}_h}{4,75} + \frac{8,5}{R} \right) \right]^{-2/5} = 1,35 \times \left[-\log \left(\frac{8,5}{1293013,97} \right) \right]^{-2/5} = 0,69908282 \cong 0,7$$

x. Si l'on affectait au modèle rugueux de référence de la conduite considérée la dimension linéaire horizontale :

$$\bar{a} = a / \psi = 4 / 0,69908282 = 5,72491312 \text{ m}$$

alors son paramètre $\bar{\beta}$ serait égal à β de la conduite considérée ($\bar{\beta} = \beta$).

Le débit relatif \bar{Q}^* correspondant à cette nouvelle dimension linéaire est, selon la relation (19) :

$$\bar{Q}^* = \frac{m^{3/2} \bar{Q}}{\sqrt{g J \bar{a}^5}} = \frac{m^{3/2} Q}{\sqrt{g J (a / \psi)^5}} = \frac{0,57735027^{3/2} \times 5}{\sqrt{9,81 \times 2 \cdot 10^{-4} \times 5,72491312^5}} = 0,63147667$$

xi. Le paramètre \bar{q} est, en vertu de la relation (33) :

$$\bar{q} = \bar{Q}^* \sqrt{\frac{C_1}{2}} = 0,63147667 \times \sqrt{\frac{3}{2}} = 0,77339782$$

Calculons :

- $\bar{q}^{-2/3} = 0,77339782^{2/3} = 0,84256218$
- $C^* \bar{q}^{-2/3} = 0,84256218 / 9 = 0,09361802$
- $C^{*2} \bar{q}^{-2/3} = 0,84256218 / 9^2 = 0,010402$

xii. Ainsi, le paramètre β de la conduite considérée est, en vertu de la relation (35) :

$$\beta = \frac{C^* \bar{q}^{-2/3} + \sqrt{\left(C^* \bar{q}^{-2/3} \right)^2 + 4 \left(1 - \bar{q}^{-2/3} \right) \left(1 - C^{*2} \bar{q}^{-2/3} \right)}}{2 \left(1 - C^{*2} \bar{q}^{-2/3} \right)}$$

Soit :

$$\beta = \frac{0,09361802 + \sqrt{0,09361802^2 + 4 \times (1 - 0,84256218) \times (1 - 0,010402)}}{2 \times (1 - 0,010402)} = 0,44896021 \cong 0,45$$

xiii. Les dimensions linéaires recherchées sont donc :

- $b = a\beta$, selon la relation (2), soit :

$$b = 4 \times 0,44896021 = 1,79682333 \text{ m} \cong 1,8 \text{ m}$$

- $Y = a \frac{(1-\beta)}{2m}$, selon la relation (4), soit :

$$Y = 4 \times \frac{(1-0,44896021)}{2 \times 0,57735027} = 1,90990216 \text{ m} \cong 1,91 \text{ m}$$

xiv. **Vérification des calculs**

a) *Darcy-Weisbach*

Vérifions les calculs en déterminant, pour les dimensions linéaires calculées, le gradient J de la perte de charge linéaire selon la relation de *Darcy-Weisbach* :

$$J = \frac{f}{D_h} \frac{Q^2}{2gA^2} \quad (48)$$

- L'aire de la section mouillée A est, selon la relation (7) :

$$A = a^2 \frac{(1-\beta^2)}{4m} = 4^2 \times \frac{(1-0,44896021^2)}{4 \times 0,57735027} = 5,5377725 \text{ m}^2$$

- Le diamètre hydraulique D_h est, conformément à la relation (12) :

$$D_h = \frac{a(1-\beta^2)}{m[C_1 - (C_1 - 2)\beta]} = \frac{4 \times (1-0,44896021^2)}{0,57735027 \times [3 - (3-2) \times 0,44896021]} = 2,16960335 \text{ m}$$

- Le coefficient de frottement f de la relation (48) est, selon la **MMR** :

$$f = \frac{\psi^5}{16} = \frac{0,69908282^5}{16} = 0,01043574$$

Ainsi, selon la relation (48), le gradient J de la perte de charge linéaire est :

$$J = \frac{f}{D_h} \frac{Q^2}{2gA^2} = \frac{0,01043574}{2,16960335} \times \frac{5^2}{2 \times 9,81 \times 5,5377725^2} = 0,00019985 \cong 2.10^{-4}$$

Il s'agit bien de la valeur de J donnée à l'énoncé de l'exemple d'application considéré.

b) Formule générale du débit volume

Selon Achour et Bedjaoui (Achour and Bedjaoui, 2006, Discussion, Exact solutions for normal depth problem, Journal of Hydraulic Research, 44, 5, 715-717) :

$$Q = -4\sqrt{2g} A \sqrt{R_h J} \log \left(\frac{\varepsilon / R_h}{14,8} + \frac{10,04}{\bar{R}} \right) \quad (49)$$

R_h désigne le rayon hydraulique. Dans la relation (49), le nombre de Reynolds \bar{R} s'exprime par :

$$\bar{R} = 32\sqrt{2} \frac{\sqrt{gJR_h^3}}{\nu} \quad (50)$$

La relation (49) est applicable à toutes les formes usuelles de conduites et couvre l'ensemble du domaine turbulent du diagramme de Moody.

Le rayon hydraulique R_h est :

$$R_h = D_h / 4 = 2,16960335 / 4 = 0,54240084 \text{ m}$$

Le nombre de Reynolds \bar{R} est, selon la relation (50) :

$$\bar{R} = 32\sqrt{2} \frac{\sqrt{gJR_h^3}}{\nu} = 32 \times \sqrt{2} \times \frac{\sqrt{9,81 \times 2 \cdot 10^{-4} \times 0,54240084^3}}{10^{-6}} = 800746,416$$

Ainsi, le débit volume Q est, en vertu de la relation (49) :

$$Q = -4 \times \sqrt{2 \times 9,81} \times 5,5377725 \times \sqrt{0,54240084 \times 2 \cdot 10^{-4}} \times \log \left(\frac{10,04}{800746,416} \right) \\ = 5,00924 \text{ m}^3 / \text{s} \cong 5 \text{ m}^3 / \text{s}$$

Ainsi, le débit volume calculé selon la formule générale correspond bien à celui donné à l'énoncé de l'exemple considéré.

c) Formule de Chézy

Selon Chézy, le débit volume Q est :

$$Q = CA \sqrt{R_h J} \quad (51)$$

où $C (m^{0,5} / s)$ est le coefficient de résistance de Chézy. Selon la MMR, celui-ci est donné par :

$$C = \frac{8\sqrt{2g}}{\psi^{5/2}} \quad (52)$$



soit :

$$C = \frac{8 \times \sqrt{2 \times 9,81}}{0,69908282^{5/2}} = 86,7197307 \text{ m}^{0,5} / \text{s} \cong 87 \text{ m}^{0,5} / \text{s}$$

Le débit volume Q serait donc, selon la relation (51) :

$$Q = CA\sqrt{R_h J} = 86,7197307 \times 5,5377725 \times \sqrt{0,54240084 \times 2.10^{-4}} = 5,001821 \text{ m}^3 / \text{s} \cong 5 \text{ m}^3 / \text{s}$$

Il s'agit bien de la valeur du débit volume Q donnée à l'énoncé de l'exemple d'application considéré.