

EXERCICE 1 (10 points)

Considérons le système de réservoir-conduite représenté par la figure 1. De l'eau s'écoule à travers la conduite de diamètre $d=20\text{cm}$ avec un débit $Q = 170\text{l/s}$. La canalisation est équipée d'un coude à 90° ayant un coefficient de perte de charge de $0,3$. La rugosité de la conduite est donnée par : $\epsilon=1\text{mm}$.

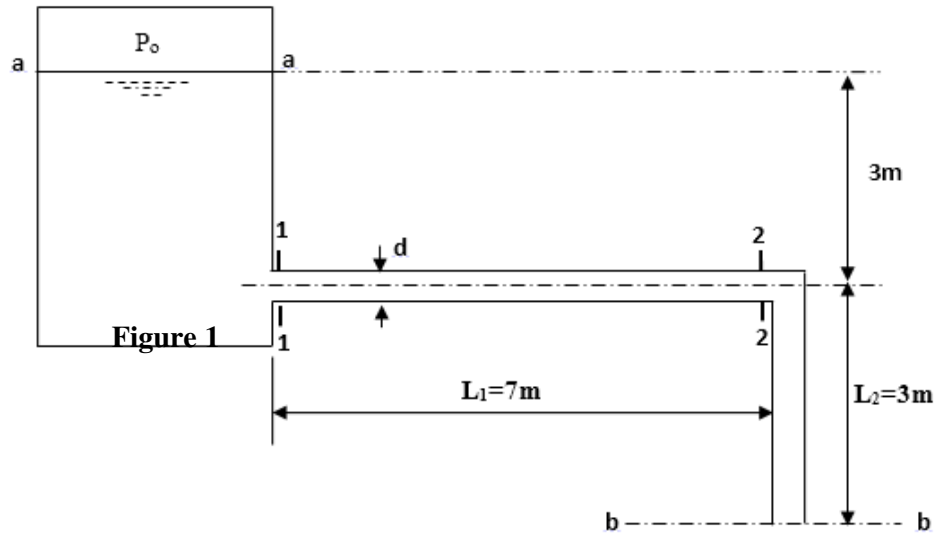
Déterminer :

- 1- la vitesse d'écoulement V dans la conduite en m/s ,
- 2- le régime d'écoulement, si la viscosité cinématique de l'eau est $\nu=10^{-6} \text{m}^2/\text{s}$,
- 3- le coefficient de perte de charge linéaire λ ,
- 4- les pertes de charge linéaires,
- 5- les pertes de charges singulières,
- 6- la pression P_0 à la surface libre du réservoir,
- 7- Les charges totales au niveau des différentes sections (1-1), (2-2).

NB :

8- Ecoulement turbulent : $\lambda = \frac{1}{\left[1,14 - 0,86 \ln \frac{\epsilon}{D}\right]^2} ;$

9- Ecoulement laminaire : $\lambda = \frac{64}{\text{Re}}$



EXERCICE 1 (10 pts)

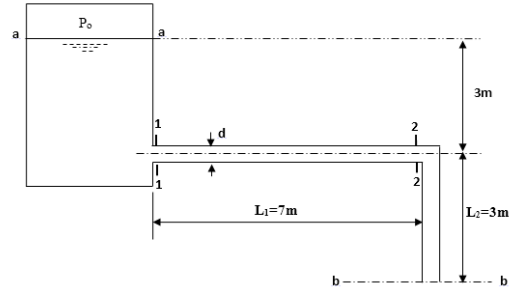
1- CALCUL DE LA VITESSES DANS LA CONDUITE

De l'équation de continuité : $Q = V.S = V \cdot \frac{\pi d^2}{4}$

$$\text{donc : } V = \frac{4Q}{\pi d^2}$$

Ce qui donne :

$$V = \frac{4Q}{\pi d^2} = \frac{4 \cdot 170 \cdot 10^{-3}}{\pi \cdot (20 \cdot 10^{-2})^2} \Rightarrow V = 5.41 \text{ m/s}$$



0.5

2- LE REGIME D'ECOULEMENT

Le régime d'écoulement est caractérisé par le nombre de Reynolds Re qui est défini par le rapport entre les forces d'inertie et les forces de viscosité :

$$Re = \frac{V \cdot D_h}{\nu} \quad 0.5$$

avec : V : vitesse de l'écoulement dans la conduite

ν : viscosité cinématique

D_h : diamètre hydraulique égale au diamètre d de la conduite

D'où :

$$Re = \frac{V \cdot d}{\nu}$$

Ce qui donne :

$$Re = \frac{5.41 \cdot 20 \cdot 10^{-3}}{10^{-6}} = 1082000 \gg 2000$$

0.5

Le régime d'écoulement est donc turbulent.

0.5

3- CALCUL DU COEFFICIENT DE FROTTEMENT λ

Le régime d'écoulement étant turbulent, le coefficient de perte de charge linéaire est donné par la relation suivante :

$$\lambda = \frac{1}{\left(1,14 - 0,86 \ln \frac{\varepsilon}{D_h}\right)^2}$$

0.5

ε : rugosité de la conduite,

D_h : diamètre hydraulique égale au diamètre d de la conduite

Ce qui donne :

$$\lambda = \frac{1}{\left(1,14 - 0,86 \ln \frac{0,001}{0,2}\right)^2} = 0,0308$$

0.5

4- CALCUL DES PERTES DE CHARGE LINEAIRES

Les pertes de charge linéaire se calcul par l'équation de *Darcy -Weisbach* :

$$\Delta h_l = \lambda \frac{L}{D_h} \cdot \frac{V^2}{2g}; \quad (D_h = d) \quad \boxed{0.5}$$

L = longueur de l'écoulement.

λ , coefficient de frottement de la conduite, dit également coefficient de pertes de charge régulières.

$$\begin{aligned} \Delta h_{L1} &= \lambda \frac{L_1}{d} \cdot \frac{V^2}{2g} \\ &= \frac{0,0308 \times 7}{0,2} \cdot \frac{(5.41)^2}{2 \times 9,81} = 0.3216 \text{ m} \end{aligned} \quad \boxed{0.5}$$

$$\begin{aligned} \Delta h_{L2} &= \lambda \frac{L_2}{d} \cdot \frac{V^2}{2g} \\ &= \frac{0,0308 \times 3}{0,2} \cdot \frac{(5.41)^2}{2 \times 9,81} = 0.1378 \text{ m} \end{aligned} \quad \boxed{0.5}$$

5- CALCUL DES PERTES DE CHARGE SINGULIERES

Les pertes singulières sont données par : $\Delta h_s = \xi \frac{V^2}{2g}$

ξ : coefficient de pertes singulières

a. Sortie du réservoir et entrée dans la conduite

À l'entrée d'une conduite ou sortie du réservoir $\xi_1 = 0,5$.

Ce qui donne :

$$\Delta h_{s1} = 0,5 \cdot \frac{5.41^2}{2 \cdot 9,81} = 0.7458 \text{ m} \quad \boxed{0.5}$$

b. Coude à 90°

Dans ce cas $\xi_2 = 0,3$

Ce qui donne :

$$\Delta h_{s2} = 0,3 \cdot \frac{5.41^2}{2 \cdot 9,81} = 0.4475 \text{ m} \quad \boxed{0.5}$$

6- LA PRESSION PO A LA SURFACE LIBRE DU RESERVOIR

L'application de l'équation de Bernoulli entre la surface libre du réservoir (a-a) et la sortie de la conduite (b-b) donne :

$$\frac{P_a}{\varpi} + z_a + \alpha \frac{V_a^2}{2g} = \frac{P_b}{\varpi} + z_b + \alpha \frac{V_b^2}{2g} + \sum \Delta h \quad \text{Où : } \alpha = 1 \quad \boxed{0.5}$$

Par rapport à l'axe de référence (b-b), nous avons :

Au niveau de la surface libre du réservoir (a-a) Au niveau de la surface libre du réservoir

(b-b)

$$P_a = P_0$$

$$z_a = 6m$$

$$V_a \approx 0$$

$$P_b = P_{atm}$$

$$z_b = 0$$

$$V_b \approx 0$$

0.5

En remplaçant chaque terme, l'équation de Bernoulli devient :

$$\frac{P_0}{\varpi} = \left(\frac{V^2}{2g} - 6 \right) + \sum \Delta h_L + \sum \Delta h_s$$

Ce qui donne :

$$\frac{P_0}{\varpi} = \left(\frac{(5.41)^2}{2 \times 9.81} - 6 \right) + 0.3216 + 0.1378 + 0.7458 + 0.4475$$

$$\Rightarrow \frac{P_0}{\varpi_0} = -2.85m$$

0.5

> En pascal

$$P_0 = 9.81 \times 10^3 (-2.85) = -0.28 \times 10^5 \text{ Pascal}$$

0.5

En bars

$$P_0 = -0.28 \text{ Bars}$$

0.5

7- LES CHARGES TOTALES AU NIVEAU DES DIFFERENTES SECTIONS (1-1), (2-2).

> **H₁₋₁** ?

$$H_{1-1} = H_{a-a} - \Delta h_{s1}$$

$$\Rightarrow H_{1-1} = -2.85 + 6 - 0.7458 = 2.404m$$

0.5

> **H₂₋₂** ?

$$H_{2-2} = H_{a-a} - \Delta h_{s1} - \Delta h_{L1}$$

$$\Rightarrow H_{2-2} = -2.85 + 6 - 0.7458 - 0.3216 = 1.658m$$

0.5