

الجمهورية الجزائرية الديمقراطية الشعبية

République Algérienne Démocratique et Populaire

وزارة التعليم العالي و البحث العلمي

Ministère de l'Enseignement Supérieur et de la Recherche Scientifique

Université Mohamed Khider – Biskra
Faculté des Sciences et de la technologie
Département : Chimie Industrielle



جامعة محمد خيضر بسكرة
كلية العلوم و التكنولوجيا
قسم: الكيمياء الصناعية

2^{émé} Licence – LMD –
Semestre 3

POLYCOPIE

MÉCANIQUE DES FLUIDES

(MDF)

EXERCICES CORRIGÉES

Présentée par:

AIDI AMEL Maître de conférence (A).

SOMMAIRE

SERIE I : Propriétés des fluides .

Solution de la Serie 1

SERIE II : Statiques des fluides

Solution de la Serie 2

SERIE III : Dynamique des fluides parfait

Solution de la Serie 3

SERIE IIII : Dynamique des fluides réels

Solution de la Serie 4

SERIE I***Propriétés des fluides*****Exercice 1 :**

Versons successivement dans **3** éprouvettes graduées : **20 mL, 40 mL et 60 mL** d'éthanol. Avec les 3 masses suivantes : **$m_1 = 16,10\text{g}$** ;

$$m_2 = 32,20\text{g} ; m_3 = 48,30\text{g}.$$

1. Tracez ces valeurs dans un graphe où la masse en fonction de volume correspond.
2. Trouvez la masse volumique d'éthanol.

Exercice 2 :

Déterminez la masse de **60 mL** de cyclohexane.

Données : densité du cyclohexane = **0,78**

Exercice 3 :

Un chimiste remarque que 3 flacons ont perdu leur étiquette. Il décide d'identifier les liquides à l'aide de la masse volumique. Le flacon A contient **250 mL**, le flacon B : **125 mL** et le flacon C : **330 mL**.

Les 3 flacons sont tous identiques et ont une masse à vide de **131 g**.

Le chimiste pose successivement les flacons contenant les liquides inconnus sur la balance, et relève les masses suivantes :

Flacon A : **506 g** , Flacon B : **220 g**, Flacon C : **392 g**

Dans ses documents le chimiste a noté quelques masses volumiques des liquides usuels.

Espèces chimique	Éther	Chloroforme	Méthanol	Trichloréthylène
masse volumique (g/cm ³)	0,71	1,48	0,79	1,50

- Quelle est la masse de chaque liquide ?
- Calculez la masse volumique des liquides ?
- Identifiez chaque liquide ?

Exercice 4 :

Soit un volume d'huile $V = 6\text{m}^3$ qui pèse $G = 47\text{KN}$.

- Calculer la masse volumique, le poids spécifique et la densité de cette huile sachant que $g = 9.81\text{ m/s}^2$.
- Calculer le poids G et la masse M d'un volume $V = 3\text{ litres}$ l'huile d'olive de boîte de vitesse ayant une densité égale à 0.9

Exercice 5 :

Déterminer le poids volumique de l'essence sachant que sa densité $d = 0,7$.

On donne :

- $g = 9,81\text{ m/s}^2$ - la masse volumique de l'eau = 1000 kg /m^3

Viscosité

Exercice 6 :

- Quelle est l'influence de la température sur la viscosité ?
- Convertir le **stockes en m²/s**.
- Déterminer la viscosité dynamique de l'huile d'olive sachant que sa densité est **0,918** et sa viscosité cinématique est **1,089 Stockes**.

Exercice 7:

Du fuel porté à une température $T=20^{\circ}\text{C}$ a une viscosité dynamique $\mu = 95.10^{-3} \text{ Pa.s}$. Calculer sa viscosité cinématique ν en stockes sachant que sa densité est $d=0,95$. On donne la masse volumique de l'eau est $\rho_{\text{eau}} = 1000 \text{ kg /m}^3$

Exercice 8 :

Déterminer la viscosité dynamique d'une huile moteur de densité $d = 0.9$ et de viscosité cinématique egale 1.1 St

Exercice 9 :

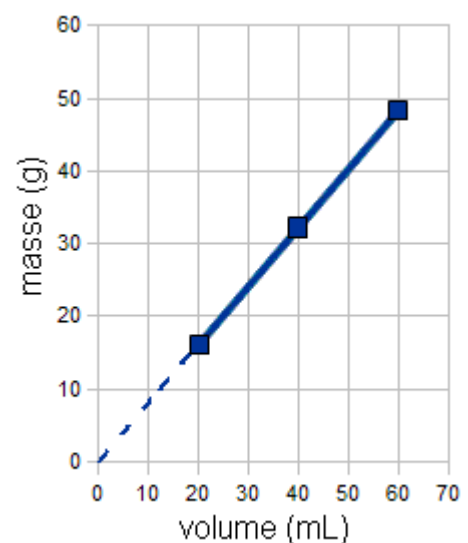
Une plaque ($2\text{m} \times 2\text{m}$) à $0,25$ mm de distance d'une plaque fixe se déplace à 40 cm/s et nécessite une force de 1 N . Déterminer la viscosité dynamique du fluide entre les plaques.

Solution de la Serie I**Exercice 1 :**

Les points sont alignés et forment une droite qui passe par l'origine du repère.

L'équation d'une telle droite en mathématique a pour équation : $y = ax$

Par analogie, nous écrivons :



Masse = ρ x volume

ρ est la pente de cette droite.

Calculons la valeur de ρ :

$$\rho = \frac{\text{masse}}{\text{volume}} = \frac{48.3}{60} = 0.805 \text{ g/mL}$$

Cette valeur de **0,805 g/mL** est caractéristique du méthanol. Avec une autre substance on trouverait une valeur différente (exemple $\rho = 1,3 \text{ g/mL}$ pour du dichlorométhane).

Exercice 2 :

La densité du cyclohexane est : **d = 0,78**

La masse volumique du cyclohexane est donc : **$\rho = 0,78 \text{ g/mL}$**

Utilisons la relation : $\rho = \text{masse} / \text{volume}$

D'où : **masse = ρ x volume = 0,78 x 60 = 46,8 g**

La masse de **60 mL** de cyclohexane est de **46,8 g**

Exercice 3 :

Il faut enlever la masse du flacon pour calculer la masse des liquides.

Masse du liquide = masse du flacon rempli - masse du flacon vide

- Masse du liquide A = 506 - 131 = 375 g
- Masse du liquide B = 220 - 131 = 89 g
- Masse du liquide C = 392 - 131 = 261 g

Calculons les masses volumiques de chaque liquide. $\rho = \text{masse} / \text{volume}$

- $\rho_A = 375 / 250 = 1,5 \text{ g/cm}^3$
- $\rho_B = 89 / 125 = 0,712 \text{ g/cm}^3$
- $\rho_C = 261 / 330 = 0,791 \text{ g/cm}^3$

Une lecture du tableau nous donne directement les noms recherchés :

- **Liquide A** : Trichloréthylène ; **Liquide B** : Éther ; **Liquide C**
: Méthanol

Exercice 4 :

- Masse volumique

$$\rho = \frac{M}{V} = \frac{G}{gV} = \frac{47.1000}{9.81 * 6} = \underline{798.5 \text{ kg/m}^3}$$

- Poids volumique

$$\varpi = \rho g \implies \varpi = 798.5 * 9.81 = \underline{7833.3 \text{ N/m}^3}$$

- Densité

$$d = \frac{\rho}{\rho_{ref}} \implies d = \frac{798.5}{1000} = \underline{0.7985}$$

- Poids; $\varpi = \frac{G}{V} \implies G = \varpi * V = \rho g V = 0.910^3 \cdot 9.81 \cdot 3.10^{-3} = \underline{26.48 \text{ N}}$

- Masse : $M = \rho * V = 0.910^3 * 3.10^{-3} = \underline{2.7 \text{ kg}}$ $M = \frac{G}{g} = \frac{26.48}{9.81} = \underline{2.7 \text{ kg}}$

Exercice 5 :

$$\varpi = \rho g \quad \varpi = 0.7 * 1000 * 9.81 = 6867 \text{ N/m}^3$$

Exercice 6 :

1) Si la température augmente la viscosité diminue, et inversement.

2) Conversion du stockes : **1 Stockes = $10^{-4} \text{ m}^2 / \text{s}$**

3) $\mu = \rho \cdot \nu$

A.N. $\mu = 918.1,089.10^{-4} = 0,1 \text{ Pa.s}$

Exercice 7:

$$\nu = \frac{\mu}{\rho} \quad \nu = \frac{0.095}{950} = \underline{10^{-4} \text{ m}^2/\text{s} = 1 \text{ St}} \quad (1 \text{ stokes} = 1 \text{ cm}^2/\text{s} = 10^{-4} \text{ m}^2/\text{s})$$

Exercice 8 :

$$\nu = \frac{\mu}{\rho} \implies \mu = \nu \cdot \rho = 1.1 \cdot 10^{-4} \cdot 900 = \underline{0.099 \text{ Pa}\cdot\text{s}}$$

Exercice 9:

Corrigé d'exercice sur la viscosité Propriétés de base du fluide mécanique de fluide

Les données :

Changement de vitesse $dv = 40 \text{ cm/s}$

La distance entre les plaques $dy = 0.25 \text{ mm} = 0.025 \text{ cm}$

Zone de contact $A = 2 \times 2 = 4 \text{ m}^2$

Force requise $F = 1 \text{ N}$

Donc :

Contrainte de cisaillement $= F/A = 0.25 \text{ N/m}^2$

et $\tau = \mu \frac{dv}{dy}$ réponses : $1.56 \times 10^{-4} \text{ N}\cdot\text{s} / \text{m}^2$

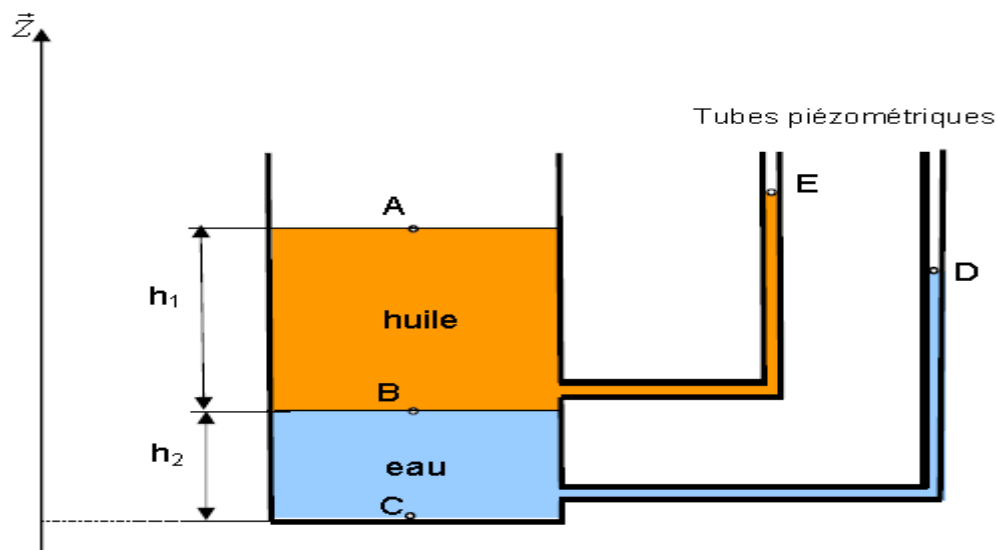
SERIE 2**Statiques des fluides**

Exercice 1 : On enfonce une punaise métallique dans une planche en exerçant sur sa tête une force de **3 kg** avec le pouce ; la tête a **1cm** de diamètre et la pointe **0.5mm**

Quelles sont les pressions exercées sur le pouce ensuite sur la planche ?

Exercice 2 : La figure ci-dessous représente un réservoir ouvert, équipé de deux tubes piézométriques et rempli avec deux liquides non miscibles

- de l'**huile** de masse volumique $\rho_1=850 \text{ kg/m}^3$ sur une hauteur **$h_1=6 \text{ m}$** ,
- de l'**eau** de masse volumique $\rho_2=1000 \text{ kg/m}^3$ sur une hauteur **$h_2=5 \text{ m}$** .



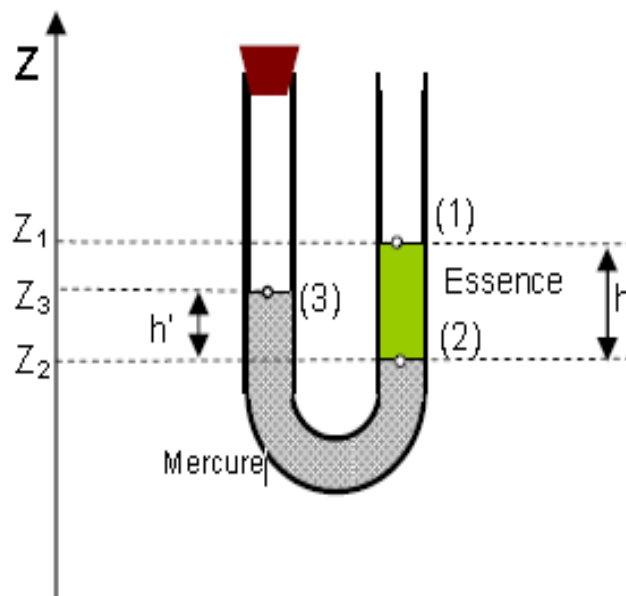
On désigne par:

- A un point de la surface libre de l'huile,- B un point sur l'interface entre les deux liquides,
- C un point appartenant au fond du réservoir- D et E les points représentant les niveaux dans les tubes piézométriques,- (O, Zr) est un axe vertical tel que ZC=O.

Appliquer la relation fondamentale de l'hydrostatique (RFH) entre les points:

- 1) B et A. En déduire **la pression PB** (en bar) au point B.
- 2) A et E. En déduire **le niveau de l'huile ZE** dans le tube piézométrique
- 3) C et B. En déduire **la pression PC** (en bar) au point C.
- 4) C et D. En déduire **le niveau de l'eau ZD** dans le tube piézométrique.

Exercice 3: Soit un tube en U fermé à une extrémité qui contient deux liquides non miscibles.



Entre les surfaces :

- (1) et (2) il s'agit de l'essence de masse volumique $\rho_{essence}=700 \text{ kg/m}^3$.
- (2) et (3), il s'agit du mercure de masse volumique $\rho_{mercure}=13600 \text{ kg/m}^3$.

La pression au-dessus de la surface libre (1) est $P_1 = P_{atm} = 1 \text{ bar}$.

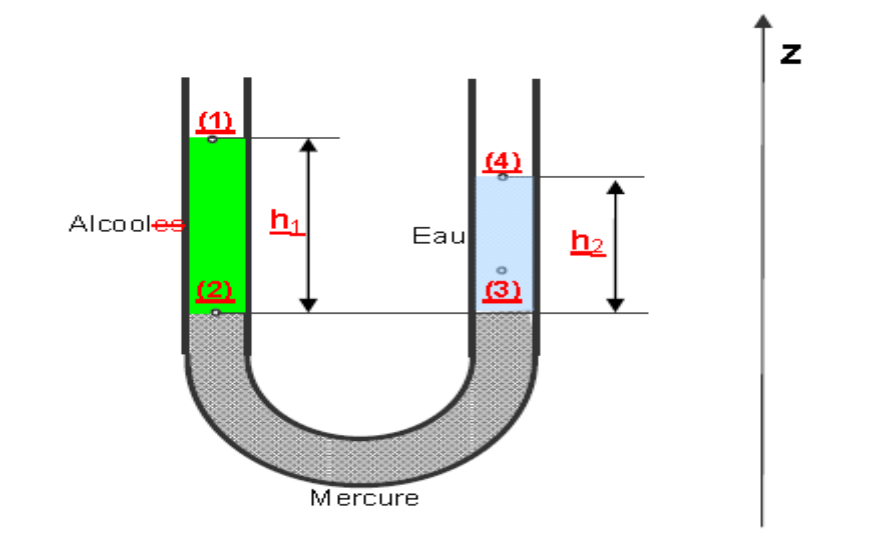
L'accélération de la pesanteur est $g = 9,8 \text{ m/s}^2$.

La branche fermée emprisonne un gaz à une pression P_3 qu'on cherche à calculer :

1) En appliquant la **RFH** (Relation Fondamentale de l'Hydrostatique) pour l'essence, calculer la pression P_2 (en mbar) au niveau de la surface de séparation (2) sachant que $h = (Z_1 - Z_2) = 728 \text{ mm}$.

2) De même, pour le mercure, calculer la pression P_3 (en mbar) au niveau de la surface (3) sachant que $h' = (Z_3 - Z_2) = 15 \text{ mm}$.

Exercice 4 :



Un tube en U contient du mercure sur une hauteur de quelques centimètres. On verse dans l'une des branches un mélange d'eau - alcool éthylique qui forme une colonne de liquide de hauteur $h_1 = 30 \text{ cm}$. Dans l'autre branche, on verse de l'eau pure de masse volumique 1000 kg/m^3 , jusqu'à ce que les deux surfaces de mercure reviennent dans un même plan horizontal. On mesure alors la hauteur de la colonne d'eau $h_2 = 24 \text{ cm}$.

- 1) Appliquer la relation fondamentale de l'hydrostatique pour les trois fluides.
- 2) En déduire la masse volumique du mélange eau – alcool éthylique.

Exercice 5 :

On considère une sphère pleine en bois de rayon $r=20 \text{ cm}$ et une sphère creuse en acier de rayon $r=20 \text{ cm}$ et d'épaisseur $e=8 \text{ mm}$

On suppose que le volume compris entre 0 et $(r-e)$ est vide.

On donne : $\rho_{\text{bois}} = 700 \text{ kg/m}^3$, $\rho_{\text{acier}} = 7800 \text{ kg/m}^3$ et $\rho_{\text{eau}} = 1000 \text{ kg/m}^3$

- 1) Déterminer le poids d'une chaque sphère.
- 2) Déterminer la poussée d'Archimède qui s'exercerait sur chacune de ces sphères si elles étaient totalement immergées dans l'eau.
- 3) Ces sphères pourraient-elles flotter à la surface de l'eau ?
- 4) Si oui quelle est la fraction du volume immergé ?

Solution de la Serie 2**Statiques des fluides****Exercice 1**

Pression sur le pouce :

$$P = \frac{F}{S} = \frac{3 \cdot 9.81}{\pi \frac{(10^{-2})^2}{4}} = 3.8 \cdot 10^5 \text{ Pa}$$

Sur le bois :

$$P = \frac{F}{S} = \frac{3 \cdot 9.81}{\pi \frac{(0.5^{-3})^2}{4}} = 1530 \cdot 10^3 \text{ Pa}$$

Exercice 2

1) RFH entre B et A : $P_B - P_A = \rho_1 g (Z_A - Z_B)$ Or $P_A = P_{\text{atm}}$ et $Z_A - Z_B = h_1$

Donc $P_B = P_{\text{atm}} + \rho_1 g \cdot h_1$ A.N. $P_B = 10^5 + 850 \cdot 9.81 \cdot 6 = 150031 \text{ Pa} = 1,5 \text{ bar}$

2) RFH entre A et E : $P_A - P_E = \rho_1 g (Z_E - Z_A)$ Or $P_A = P_E = P_{\text{atm}}$

Donc $Z_E = Z_A = h_1 + h_2$ A.N. $Z_E = 6 + 5 = 11 \text{ m}$

3) RFH entre C et B : $P_C - P_B = \rho_2 g (Z_B - Z_C)$ Or $Z_B - Z_C = h_2$

Donc $P_C = P_B + \rho_2 g \cdot h_2$ A.N. $P_C = 150031 + 1000 \cdot 9.81 \cdot 5 = 199081 \text{ Pa} = 2 \text{ bar}$

4) RFH entre C et D : $P_C - P_D = \rho_2 g (Z_D - Z_C)$ Or $P_D = P_{\text{atm}}$ et $Z_C = 0$

Donc $Z_D = \frac{P_C - P_{\text{atm}}}{\rho_2 \cdot g}$ A.N. $Z_D = \frac{199081 - 10^5}{1000 \cdot 9.81} = 10,1 \text{ m}$

Exercice 3

1) RFH pour l'essence : $P_2 - P_1 = \rho_{essence} \cdot g \cdot (Z_1 - Z_2)$

$$\boxed{P_2 = P_1 + \rho_{essence} \cdot g \cdot h} \quad \text{A.N.} \quad \boxed{P_2 = 10^5 + 700 \cdot 9,80728 = 1,05 \cdot 10^5 \text{ pascal} = 1050 \text{ mbar}}$$

2) RFH pour le mercure : $P_2 - P_3 = \rho_{mercure} \cdot g \cdot (Z_3 - Z_2)$

$$\boxed{P_3 = P_2 - \rho_{mercure} \cdot g \cdot h'} \quad \text{A.N.} \quad \boxed{P_3 = 1050 \cdot 10^3 - 13600 \cdot 9,8015 = 1,03 \cdot 10^5 \text{ pascal} = 1030 \text{ mbar}}$$

Exercice 4

1) Relation fondamentale de l'hydrostatique :

Alcool : $P_2 - P_1 = \rho_{alcool} \cdot g \cdot h_1$

Mercure : $P_2 - P_3 = 0$

Eau : $P_3 - P_4 = \rho_{eau} \cdot g \cdot h_2$

2) On sait que $P_1 = P_2 = P_{atm}$ et $P_2 = P_3$ donc $\rho_{alcool} \cdot g \cdot h_1 = \rho_{eau} \cdot g \cdot h_2$

$$\text{Donc } \boxed{\rho_{alcool} = \rho_{eau} \cdot \frac{h_2}{h_1}} \quad \text{A.N.} \quad \boxed{\rho_{alcool} = 1000 \cdot \frac{24}{30} = 800 \text{ kg/m}^3}$$

Exercice 5 :

1) Poids de chaque sphère: poids = $\rho \cdot g \cdot V$ — $\boxed{\text{poids}_{\text{bois}} = \rho_{\text{bois}} \cdot g \cdot \left(\frac{4}{3} \pi r^3\right)}$ A.N.

$$\boxed{\text{poids}_{\text{bois}} = 700 \times 9,8 \times 0,0335 = 230 \text{ N}} \quad \boxed{\text{poids}_{\text{acier}} = \rho_{\text{acier}} \cdot g \cdot \left[\left(\frac{4}{3} \pi r^3\right) - \left(\frac{4}{3} \pi (r - e)^3\right)\right]}$$

A. N. $\boxed{\text{poids}_{\text{acier}} = 7800 \times 9,8 \times 0,00386 = 295 \text{ N}}$

2) Poussée d'Archimède :

La poussée d'Archimède est égale au poids du volume déplacé. Or lorsqu'elles sont totalement immergées, ces deux sphères vont déplacer le même volume ~~e volume~~

— donc: $\boxed{P_{\text{Arch}} = \rho_{\text{eau}} \cdot g \cdot \left(\frac{4}{3} \pi r^3\right)}$ A.N. $\boxed{P_{\text{Arch}} = 1000 \times 9,8 \times 0,0335 = 328 \text{ N}}$

3) Ces deux sphères peuvent toutes les deux flotter car leurs poids sont inférieurs à la poussée d'Archimède.

4) A l'équilibre la poussée d'Archimède est égale au poids :

5) —

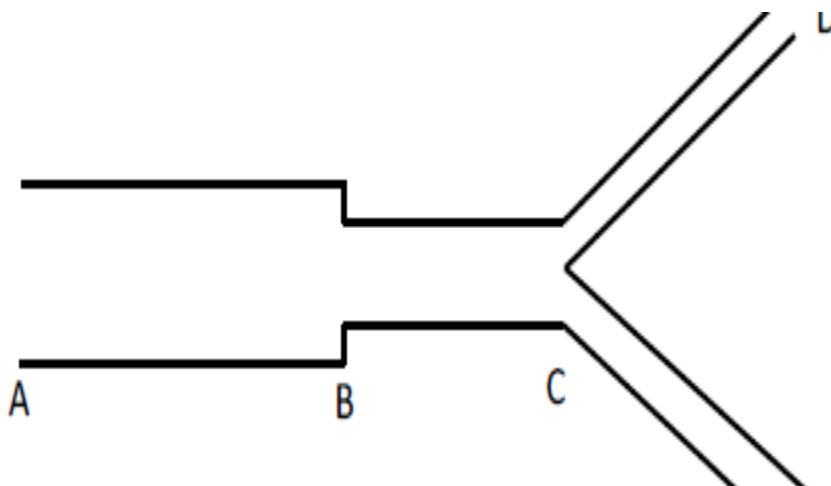
$$230 = 1000 \cdot 9,8 \cdot V_{\text{bois immergé}} \Rightarrow V_{\text{bois immergé}} = 0,0234 \text{ m}^3 \text{ soit } F=70\%.$$

$$295 = 1000 \cdot 9,8 \cdot V_{\text{acier immergé}} \Rightarrow V_{\text{acier immergé}} = 0,0301 \text{ m}^3 \text{ soit } F=90\%.$$

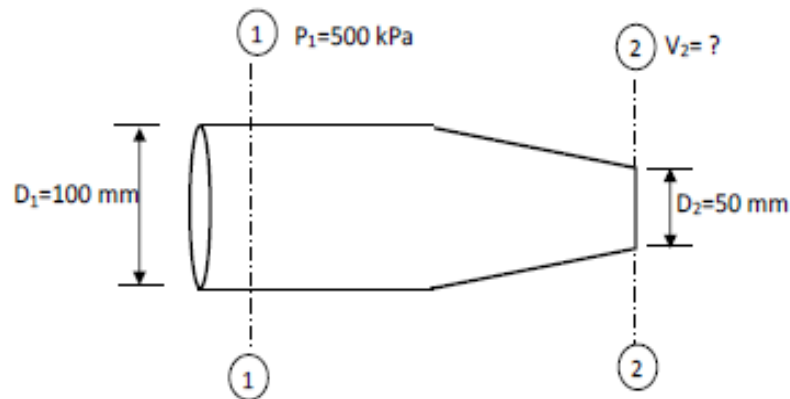
SERIE 3**Dynamique des fluides parfait****Exercice 1 :**

De l'eau s'écoule à une vitesse uniforme de 2 m/s dans une conduite **AB** de $d_1=1,5 \text{ m}$ de diamètre reliée à une conduite **BC** de $d_2=1,2 \text{ m}$ de diamètre. Au point **C** la conduite se sépare en deux parties. La première **CD** a un diamètre de $d_3=0,8 \text{ m}$ et transporte le tiers de l'écoulement total. La vitesse dans la seconde **CE** est $2,5 \text{ m/s}$. Calcule :

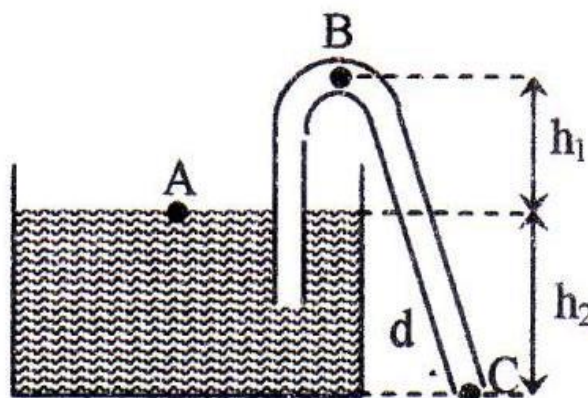
1. Le débit dans AB ;
2. La vitesse dans BC ;
3. La vitesse dans CD ;
4. Le diamètre CE.

**Exercice 2 :**

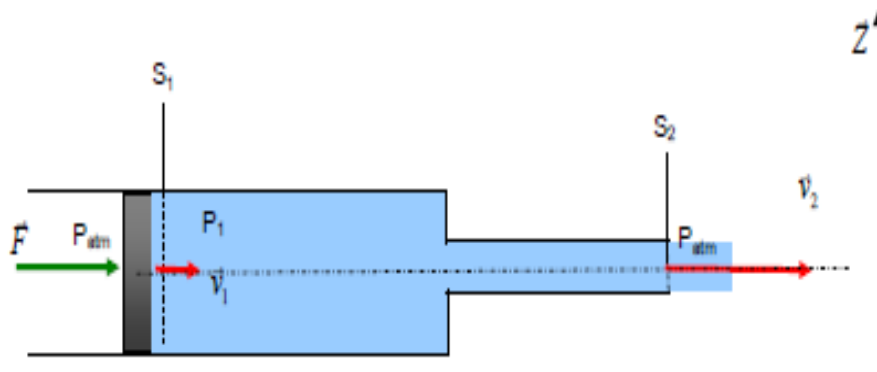
Une buse est connectée à un tuyau comme l'indique la figure ci-dessous. La pression au point 1 est 500 kPa (manométrique), déterminer la vitesse du jet.

**Exercice 3 :**

Un réservoir muni d'un siphon de diamètre ($d=60$ mm). Si $h_1 = 2$ m et $h_2 = 3.5$ m déterminer la vitesse du liquide (eau) à la sortie du siphon, le débit et la pression absolue au point B

**Exercice 4 :**

La figure ci-dessous représente un piston qui se déplace sans frottement dans un cylindre de section S_1 et de diamètre $d_1=4$ cm rempli d'un fluide parfait de masse volumique $\rho=1000$ kg/m³. Le piston est poussé par une force F d'intensité **62,84 Newtons** à une vitesse V_1 constante. Le fluide peut s'échapper vers l'extérieur par un cylindre de section S_2 et de diamètre $d_2 = 1$ cm à une vitesse V_2 et une pression $P_2= P_{atm} = 1$ bar.



- 1)- En appliquant le principe fondamental de la dynamique au piston, déterminer la pression P_1 du fluide au niveau de la section S_1 en fonction de F , P_{atm} et d_1 .
- 2)- Ecrire l'équation de continuité et déterminer l'expression de la vitesse V_1 en fonction de V_2 .
- 3)- En appliquant l'équation de Bernoulli, déterminer la vitesse d'écoulement V_2 en fonction de P_1 , P_{atm} et ρ . (On suppose que les cylindres sont dans une position horizontale ($Z_1=Z_2$))
- 4)- En déduire le débit volumique Q_v .

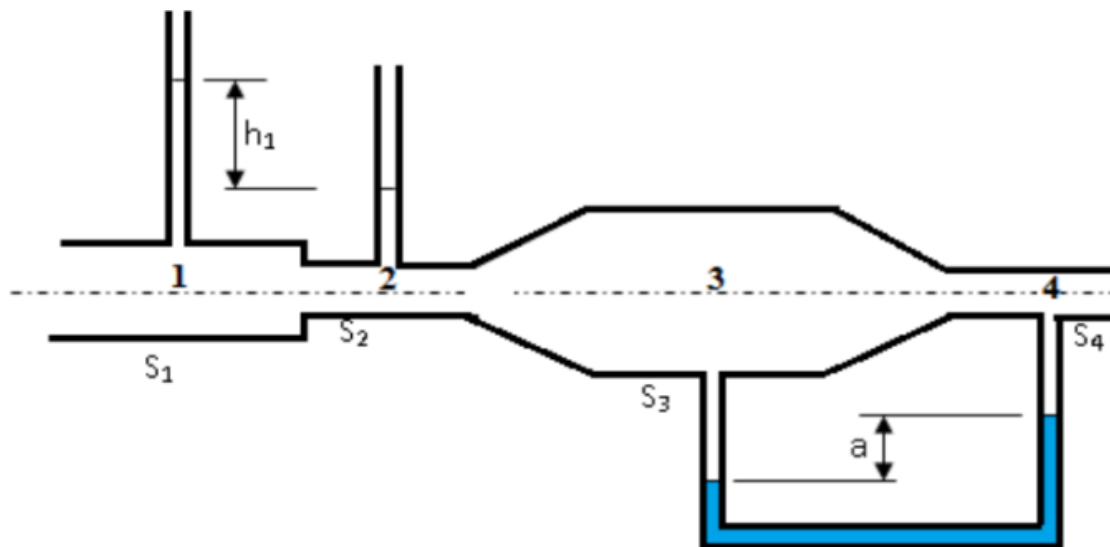
Exercice 5 :

Dans une conduite composée de **04 tronçons** de section S_1 , S_2 , S_3 et S_4 , s'écoule de l'eau en écoulement permanent. En considérant le fluide est parfait, **calculer :**

1. Les vitesses d'écoulement de l'eau dans chaque tronçon.
2. La dénivellation (a) indiquée par le manomètre à mercure.

Données :

$h_1=1,25\text{m}$, $S_1=60\text{ cm}^2$, $S_2=10\text{ cm}^2$, $S_3= 80\text{ cm}^2$, $S_4=5\text{ cm}^2$, $\rho_{Hg}=13600\text{ kg/m}^3$.



Solution de la Serie 3 :

Dynamique des fluides parfait

Exercice 1 :

$$Q = V \cdot S = V \frac{\pi d_1^2}{4} = 2 \frac{3,14 \cdot 1,5^2}{4} = 3,53 \text{ m}^3/\text{s}$$

$$Q = V_{BC} \cdot S_{BC} \Rightarrow V_{BC} = \frac{4Q}{\pi D d_2^2} = \frac{4 \cdot 3,53}{3,14 \cdot 1,2^2} = 3,12 \text{ m/s}$$

$$Q_{CD} = \frac{Q}{3} = 1,176 \text{ m}^3/\text{s} \Rightarrow V_{CD} = \frac{4Q_{CD}}{\pi D d_3^2} = \frac{4 \cdot 1,176}{3,14 \cdot 0,8^2} = 2,34 \text{ m/s}$$

$$Q = Q_{CD} + Q_{CE} \Rightarrow Q_{CE} = \frac{2}{3} Q = 2,354 \text{ m}^3/\text{s}$$

$$Q_{CE} = V_{CE} \frac{\pi d_4^2}{4} \Rightarrow d_4 = \sqrt{\frac{4 Q_{CE}}{\pi V_{CE}}} = 1,095 \text{ m}$$

Exercice 2 :

Appliquons l'équation de Bernoulli entre 1 et 2 :

$$\frac{P_1}{\rho g} + \frac{V_1^2}{2g} + Z_1 = \frac{P_2}{\rho g} + \frac{V_2^2}{2g} + Z_2$$

$P_1=500$ kPa et $P_2= P_{atm}$ (négligeable)

$$Z_1=Z_2$$

L'équation de continuité s'écrit :

$$Q = V_1 S_1 = V_2 S_2 \Rightarrow V_1 = V_2 \frac{d_2^2}{d_1^2} = \frac{V_2}{4}$$

$$\frac{V_2^2}{2g} - \frac{V_2^2}{32g} = \frac{P_1}{\rho g} \Rightarrow V_2 = \sqrt{\frac{16}{15} \left(\frac{2P_1}{\rho} \right)} = 32,66 \text{ m/s}$$

Exercice 3 :

L'équation de Bernoulli entre les points A et C :

$$p_A + \frac{1}{2} \rho v_A^2 + \rho g z_A = p_C + \frac{1}{2} \rho v_C^2 + \rho g z_C$$

On a: $p_A = p_C = p_{atm}$ et $v_A = 0$

$$\frac{1}{2} \rho v_C^2 = \rho g (z_A - z_C)$$

$$v_C = \sqrt{2 g h_2} = 8.28 \text{ m/s}$$

$$Q_V = S v_C = \pi \frac{d^2}{4} v_C = 23.4 \text{ l/s}$$

On a aussi l'équation de Bernoulli entre les points A et B :

$$p_A + \frac{1}{2} \rho v_A^2 + \rho g z_A = p_B + \frac{1}{2} \rho v_B^2 + \rho g z_B$$

$p_A = p_C = p_{atm}$, $v_B = v_C$ et $v_A = 0$

Donc : $p_A + \rho g z_A = p_B + \frac{1}{2} \rho v_B^2 + \rho g z_B \Rightarrow$

$$p_B = p_{atm} - \frac{1}{2}\rho v_C^2 + \rho g(z_A - z_B)$$

$$\Rightarrow p_B = p_{atm} - \frac{1}{2}\rho v_C^2 - \rho g h_1 = 46.96 \cdot 10^3 \text{ Pa}$$

Exercice 4 :

1) Equation de continuité :

$$v_1 \cdot S_1 = v_2 \cdot S_2 \Rightarrow v_1 = v_2 \cdot \frac{S_2}{S_1} = v_2 \cdot \left(\frac{d_2}{d_1}\right)^2 = v_2 \cdot \left(\frac{1}{4}\right)^2 = \frac{1}{16} \cdot v_2$$

2) Equation de Bernoulli :

$$\frac{v_2^2 - v_1^2}{2} + \frac{P_2 - P_1}{\rho} + g \cdot (Z_2 - Z_1) = 0 \text{ or } Z_1 = Z_2 \text{ et } P_2 = P_{atm}$$

$$\text{donc } v_2 = \sqrt{\frac{512}{255} \cdot \frac{(P_1 - P_{atm})}{\rho}}$$

$$\text{AN : } v_2 = \sqrt{\frac{512}{255} \times \frac{(1.5 \cdot 10^5 - 10^5)}{1000}} = 10 \text{ m/s}$$

$$3) \text{ Débit volumique : } Q_V = v_2 \cdot \frac{\pi \cdot d_2^2}{4}$$

$$\text{AN : } Q_V = 10 \times \frac{\pi \times 0.01^2}{4} = 0.785 \cdot 10^{-3} \text{ m}^3/\text{s}$$

Exercice 5 :

1. Les vitesses d'écoulement de l'eau dans chaque tronçon ;

Appliquons l'équation de Bernoulli entre 1 et 2 :

$$\frac{P_1}{\rho g} + \frac{V_1^2}{2g} + Z_1 = \frac{P_2}{\rho g} + \frac{V_2^2}{2g} + Z_2$$

On a :

$$Z_1 = Z_2 \text{ (même niveau)}$$

L'équation de continuité s'écrit :

$$Q = V_1 S_1 = V_2 S_2 \Rightarrow V_1 = V_2 \frac{S_2}{S_1} = \frac{V_2}{6}$$

L'application de la loi de l'hydrostatique dans les deux piézomètres donne :

$$P_1 - P_2 = \rho g h_1$$

$$\frac{V_2^2}{2g} - \frac{V_1^2}{2g} = \frac{P_1 - P_2}{\rho g} \Rightarrow V_2^2 - \frac{V_2^2}{36} = 2 \frac{P_1 - P_2}{\rho} = 2gh_1$$

Donc :

$$V_2 = \sqrt{\frac{72}{35} gh_1} = \mathbf{5,02 \text{ m/s}}$$

$$V_1 = \frac{V_2}{6} = \mathbf{0,836 \text{ m/s}}$$

$$V_1 S_1 = V_3 S_3 \Rightarrow V_3 = \frac{V_1 S_1}{S_3} = \mathbf{0,627 \text{ m/s}}$$

$$V_1 S_1 = V_4 S_4 \Rightarrow V_4 = \frac{V_1 S_1}{S_4} = \mathbf{10,032 \text{ m/s}}$$

2. La dénivellation (a) indiquée par le manomètre à mercure.

Appliquons l'équation de Bernoulli entre 3 et 4 :

$$\frac{P_3}{\rho g} + \frac{V_3^2}{2g} + Z_3 = \frac{P_4}{\rho g} + \frac{V_4^2}{2g} + Z_4$$

On a :

$$Z_3 = Z_4 \text{ (même niveau)}$$

$$\frac{P_3 - P_4}{\rho g} = \frac{V_4^2}{2g} - \frac{V_3^2}{2g} = \mathbf{5,11 \text{ m}}$$

L'application de la loi de l'hydrostatique dans le manomètre donne :

$$P_3 - P_4 = (\rho_{Hg} - \rho)g a \Rightarrow \frac{P_3 - P_4}{\rho g} = \frac{(\rho_{Hg} - \rho)a}{\rho} = 5,11 \text{ m}$$

Alors :

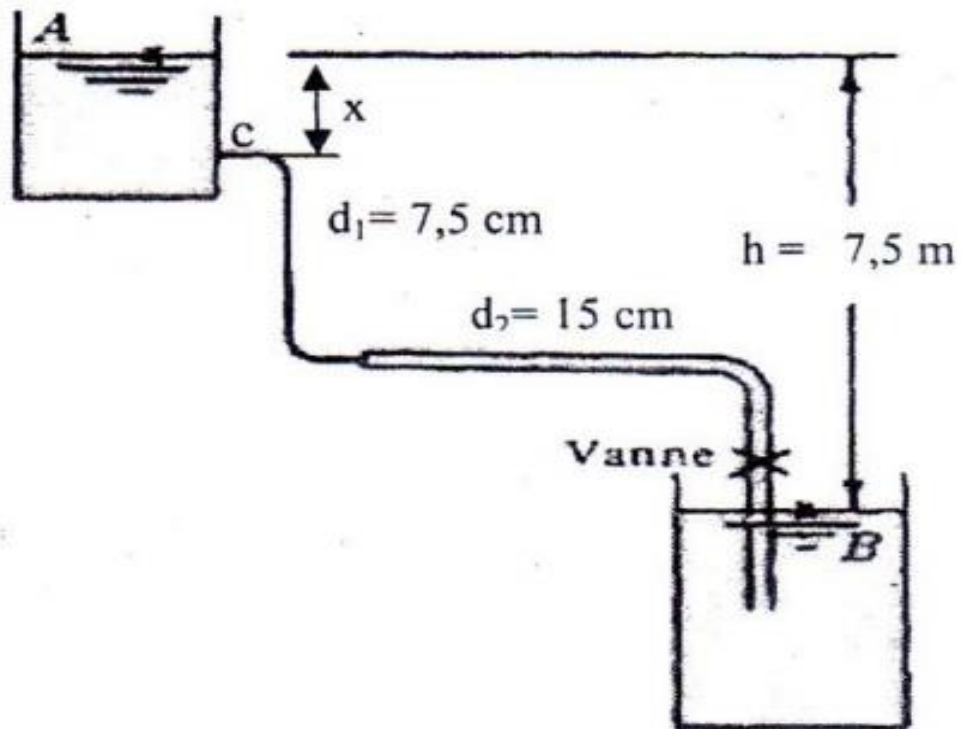
$$a = 0,405 \text{ m}$$

Série 4 : Dynamique des fluides réels

Exercice 1 :

De l'eau à 38°C s'écoule à un régime laminaire par le système représenté dans la Fig. ci-dessous. Les longueurs des tuyaux de **7,5 cm et 15 cm** de diamètres en fonte sont respectivement 50 m et 30 m, les facteurs de pertes de charges pour les accessoires et les vannes sont : Coudes de **7,5 cm, K=0,40** chacun ; coude de **15cm, K=0,60** et vanne de 15 cm, K=3,0. On donne : - l'accélération de la pesanteur : $g=9,81 \text{ m/s}^2$; le coefficient des pertes de charges linéaires $\lambda= 0,032$.

En négligeant les forces de viscosité dans les récipients, Calculer le débit de l'eau en **L/s**.



Solution :

On applique la relation de Bernoulli entre A et C :

$$p_A - p_C + \frac{1}{2}\rho(v_A^2 - v_C^2) + \rho g x = 0$$

On a : $v_A = 0$, et $p_A = p_{atm} \Rightarrow p_{atm} - p_C - \frac{1}{2}\rho v_C^2 + \rho g x = 0$

On applique la relation de Bernoulli entre C et B :

$$p_C + \rho g z_C + \frac{1}{2}\rho v_C^2 = p_B + \rho g z_B + \frac{1}{2}\rho v_B^2 + \Delta P_r + \Delta P_s$$

$$p_C - p_B + \frac{1}{2}\rho(v_C^2 - v_B^2) + \rho g (h - x) = \Delta P_r + \Delta P_s$$

inch

On a : $p_B = p_{atm}$ et $v_B = 0$

⇒

$$p_C - p_{atm} + \frac{1}{2} \rho v_C^2 + \rho g (h - x) = \Delta P_r + \Delta P_s$$

$$\Delta P_r = \lambda \frac{1}{2} \rho v^2 \frac{L}{D}$$

Dans notre cas : On a deux tuyaux de longueurs L_1 et L_2 et de diamètres D_1 et D_2

$$\Delta P_r = \lambda \frac{1}{2} \rho (v_1^2 \frac{L_1}{D_1} + v_2^2 \frac{L_2}{D_2})$$

L'équation de continuité donne : $Q = S_1 v_1 = S_2 v_2 \Rightarrow v_1 = \frac{Q}{S_1}$ et $v_2 = \frac{Q}{S_2}$

⇒

$$\Delta P_r = \lambda \frac{1}{2} \rho \left(\frac{Q^2 L_1}{S_1^2 D_1} + \frac{Q^2 L_2}{S_2^2 D_2} \right) ; \quad A.N. \Delta P_r = 557.54 \cdot 10^6 Q^2$$

$$\Delta P_s = K \frac{\rho v^2}{2} \text{ (Pa)}$$

Dans notre cas : on a : 2 coudes de 7.5 cm : $K_1 = 0.40$

$$\Delta P_s(1) = 2K_1 \rho \frac{v_1^2}{2} = 2K_1 \rho \frac{Q^2}{2S_1^2}$$

Et : un coude de 15 cm ($K_2=0.60$) et une vanne : ($K_3 = 3$) ; donc :

$$\Delta P_s(2) = (K_2 + K_3) \rho \frac{v_2^2}{2} = (K_2 + K_3) \rho \frac{Q^2}{2S_2^2}$$

$$\Delta P_s = 2K_1 \rho \frac{Q^2}{2S_1^2} + (K_2 + K_3) \rho \frac{Q^2}{2S_2^2} ; \quad A.N. \Delta P_s = 26.294 \cdot 10^6 Q^2$$

$$\Delta P_r + \Delta P_s = 583.83 \cdot 10^6 Q^2$$

En additionnant ces deux équations écrites précédemment :

$$p_{atm} - p_C - \frac{1}{2} \rho v_C^2 + \rho g x = 0$$

Et

$$p_c - p_{atm} + \frac{1}{2} \rho v_c^2 + \rho g (h - x) = \Delta P_r + \Delta P_s$$

Il vient :

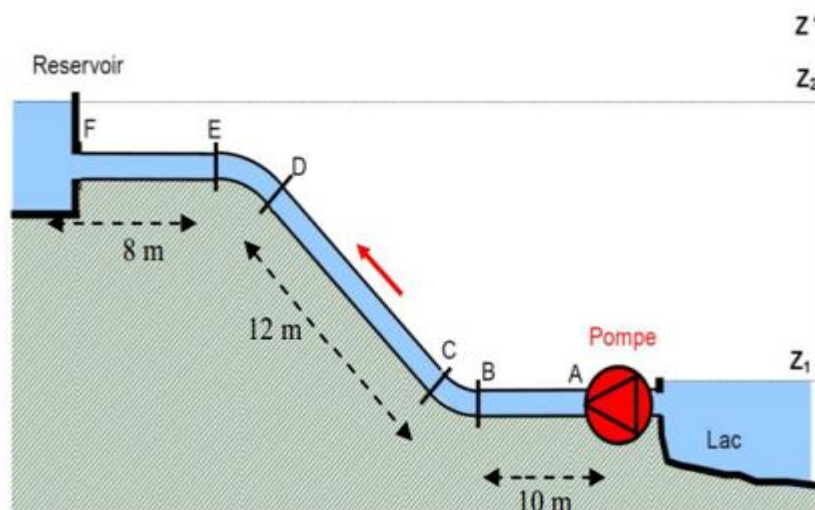
$$\rho g h = \Delta P_r + \Delta P_s$$

⇒ A.N.

$$583.83 \cdot 10^6 Q^2 = \rho g h \Rightarrow Q = \sqrt{\frac{\rho g h}{583.83 \cdot 10^6}} = \sqrt{\frac{10^3 \cdot 9.81 \cdot 7.5}{583.83 \cdot 10^6}} = 11.22 \text{ l/s}$$

Exercice 2 :

Une pompe de débit volumique $Q_v=2 \text{ l/s}$ et de rendement $\eta =70 \%$ remonte de l'eau à partir d'un lac jusqu'au réservoir situé sur une colline.



L'eau est acheminée dans une conduite de diamètre $d=130 \text{ mm}$ formée de trois tronçons rectilignes **AB, CD, EF**, et de deux coudes à 45° : **BC et DE** : ayant chacun un coefficient de perte de charge $K_s=0,33$.
On suppose que :- les niveaux d'eau varient lentement,

- les niveaux $Z_1=0 \text{ m}$, $Z_2= 10 \text{ m}$, - les pressions $P_1=P_2=P_{atm}$ (pressions à la surface libre du lac et de réservoir respectivement) ; - la viscosité dynamique de l'eau : $\eta =10^{-3} \text{ Pa.s}$.

- la masse volumique de l'eau : $\rho = 1000 \text{ kg/m}^3$, - l'accélération de la pesanteur : $g = 9,81 \text{ m/s}^2$.

- 1) Calculer la vitesse v d'écoulement d'eau dans la conduite en m/s .
- 2) Calculer le nombre de Reynolds Re .
- 3) Préciser la nature de l'écoulement.
- 4) Déterminer le coefficient de pertes de charges linéaires λ .
- 5) Calculer les pertes de charges linéaires.
- 6) Calculer les pertes de charges singulières.

Solution:

$$1- Q = S v = \pi \frac{d^2}{4} v \Rightarrow v = \frac{4Q}{\pi d^2} \quad \text{A.N. } v = 0.15 \text{ m/s}$$

$$2. \quad Re = \frac{\rho v d}{\eta}; \quad \text{A.N. } Re = 19500$$

3. $2000 < Re < 10^5$; il s'agit d'un écoulement turbulent lisse.

4. Dans ce cas on applique la formule de Blasius pour déterminer le coefficient de perte de charge linéaire :

$$\lambda = (100 Re)^{-0.25} = 0.02674$$

$$5. \text{Pertes de charge linéaire : } \Delta h_r = \frac{\Delta P_r}{\rho g} = \lambda \frac{1}{2g} v^2 \frac{L}{D} \text{ (m)} \Rightarrow \Delta P_r = \lambda \frac{1}{2} \rho v^2 \frac{L}{D} \text{ (Pa)}$$

On a 3 longueurs : L_1 (FE) , L_2 (DC) , et L_3 (BA)

$$\Delta P_r = \lambda \frac{1}{2} \rho v^2 \frac{(L_1 + L_2 + L_3)}{D} = 92.56 \text{ Pa}$$

6. Perte de charge singulière : $\Delta h_s = K \frac{v^2}{2g} \text{ (m)} = \frac{\Delta P_s}{\rho g} \Rightarrow \Delta P_s = K \frac{\rho v^2}{2} \text{ (Pa)}$

On a : 2 coudes (ED) et (CB) de coefficient de pertes de charge singulières :

$$K_s = 0.33$$

On aura alors :

$$\Delta P_s = 2 K_s \frac{\rho v^2}{2} = 7.42 \text{ Pa}$$

7. Equation de Bernouilli généralisée :

$$p_1 + \rho g z_1 + \frac{1}{2} \rho v_1^2 + \frac{P_n}{Q_v} = p_2 + \rho g z_2 + \frac{1}{2} \rho v_2^2 + \Delta P_r + \Delta P_s$$

$$p_1 - p_2 + \frac{1}{2} \rho (v_1^2 - v_2^2) + \rho g (z_1 - z_2) = - \frac{P_n}{Q_v} + (\Delta P_r + \Delta P_s)$$

$$p_1 = p_2 = p_{atm} ; v_1 = v_2$$

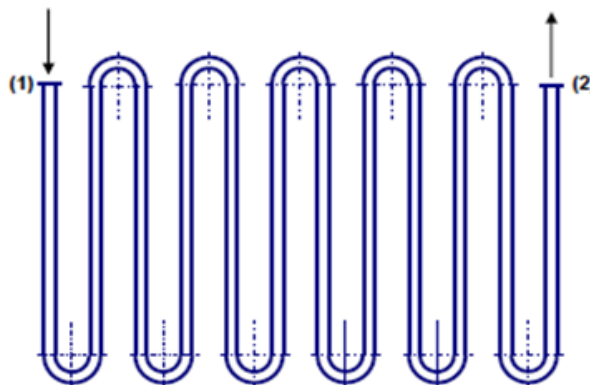
$$\Rightarrow - \frac{P_n}{Q_v} + (\Delta P_r + \Delta P_s) = \rho g (z_1 - z_2) \Rightarrow \frac{P_n}{Q_v} = (\Delta P_r + \Delta P_s) - \rho g (z_1 - z_2)$$

$$P_n = Q_v [(\Delta P_r + \Delta P_s) + \rho g (z_2 - z_1)] = 196.4 \text{ W (Puissance nominale)}$$

8. $P_a = \frac{P_n}{\gamma} = \frac{196.4}{0.7} = 280.57 \text{ W (Puissance absorbée)}$

Exercice 3 :

Un liquide de refroidissement circule dans un radiateur en forme de serpentin



Le serpentin comprend les éléments suivants :

- 12 tubes rectilignes de diamètre $d=10\text{ mm}$ et de longueur 1 m chacun.
- 11 coudes ayant chacun un coefficient de perte de charge $K_s = 0,4$,

La conduite transporte un débit volumique $q_v=0,25\text{ l/s}$. La pression en entrée est $P_1= 3\text{ bars}$.

On donne les caractéristiques du fluide de refroidissement :

- viscosité dynamique : $\mu =10^{-3}\text{ Pa.s}$.

Travail demandé :

- 1) Calculer la vitesse V d'écoulement du fluide dans la conduite en (m/s).
- 2) Calculer le nombre de Reynolds Re .
- 3) Préciser la nature de l'écoulement.
- 4) Déterminer le coefficient de perte de charges linéaire λ , en précisant la formule utilisée.
- 5) Calculer les pertes de charges linéaires J_L en J/kg.
- 6) Calculer les pertes de charges singulières J_S en J/kg.
- 7) Appliquer le théorème de Bernoulli entre les points (1) et (2) pour déterminer la pression de sortie P_2 .

REPONSE

$$1) \text{ Vitesse d'écoulement : } V = \frac{4q_v}{\pi d^2} \text{ A.N. } V = \frac{4,0,25 \cdot 10^{-3}}{\pi \cdot 0,01^2} = 3,18 \text{ m/s}$$

$$2) \text{ Nombre de Reynolds : } R_v = \frac{V \cdot d}{\left(\frac{\mu}{\rho}\right)} \text{ A.N. } R_v = \frac{3,18 \cdot 0,01}{\left(\frac{10^{-3}}{10^3}\right)} = 31800$$

3) $2000 < R_v < 10^5$: il s'agit d'un écoulement turbulent lisse.

$$4) \text{ Formule de Blasius : } \lambda = 0,316 \cdot R_v^{-0,25} \text{ A.N. } \lambda = 0,316 \cdot 31800^{-0,25} = 0,02366$$

$$5) \text{ Pertes de charge linéaires } J_L = -\lambda \cdot \frac{V^2}{2} \cdot \left(\frac{L}{d}\right)$$

$$\text{A.N. } J_L = -0,02366 \cdot \frac{3,18^2}{2} \cdot \frac{12}{0,01} = -143,55 \text{ J/kg}$$

$$6) \text{ Pertes de charge singulières : } J_S = -K_s \cdot \frac{V^2}{2}$$

$$\text{A.N. } J_S = -(0,3 \cdot 11) \cdot \frac{3,18^2}{2} = -22,24 \text{ J/kg}$$

$$7) \text{ Equation de Bernoulli : } \frac{1}{2}(V_2^2 - V_1^2) + \frac{1}{\rho}(P_2 - P_1) + g \cdot (Z_2 - Z_1) = J_L + J_S$$

Bibliographie

C. Bentalha ,M. Habi « Mécanique des Fluides , Exercices corrigées » université Abou Bakr Belkaid – Tlemcen- Algerie.

A.Ameur, "Mécanique des fluides appliquée à l'eau: principe fondamentaux et exercices corrigés", Edition castilla,2009.

K. Bekrentchir, « Mécanique des Fluides - Cours et exercices corrigés » Université des Sciences et de la Technologie M. Boudiaf d'Oran

A, Lencastre, "Hydraulique Générale", Edition Eyrolles. 1996.

R. BEN Hamouda, "Notions de mécanique des fluides" , Centre de Publication Universitaire, Tunisie.2008.

R. Comolet, "Mécanique expérimentale des Fluides", Tome III: Exercices et problèmes corrigés. Editions Masson.1986.

Renald V. Giles, Jack B.Evett and Cheng Liu, "Mécanique des Fluides et hydraulique", Série Schaum ,Mc Graw hill.1994.

R. Ouziaux, J. Perrier: Mécanique des Fluides Appliquée, Dunod,2004.

S. Candel , " Problèmes résolus de mécaniques des fluides" "Edition Dunod, 2005.

H. Lumbroso, « Mécaniques des fluides 73 problèmes résolus » Dunod
2ème édition 1996.

N. Moulayat « Mécanique des Fluides - Cours et exercices résolus » Département de Physique ; Université d'Oran