

### EXERCICE N° 3.

Une plaque plane mince de longueur de **25 mm** et de largeur de **8mm** est utilisée comme un compteur de vitesse du vent. Le vent souffle avec une vitesse  $U$  parallèle à la face la plus longue, on considère que la température du vent est constante le long de la plaque tel que  $T_o=20^\circ\text{C}$  et la surface de la plaque est chauffée électriquement par une puissance  $Q=25\text{ W}$  tel que sa température de surface  $T_s=32^\circ\text{C}$ .

**1) Démontrer que le régime d'écoulement est laminaire**

**2) Calculer la vitesse du vent  $U$**

**3) calculer l'épaisseur de la couche limite dynamique et thermique ( $\delta(x)$ ,  $\delta_{th}(x)$ ) le long de cette plaque.**

On donne : Pour le régime Laminaire,  $NuL=0.66Re_L^{0.5}Pr^{1/3}$ , et  $Rec=5.10^5$

Air :  $\rho=1.19\text{Kg/m}^3$ ,  $\nu=1.52\times 10^{-5}\text{ m}^2/\text{s}$ ,  $C_p=1\text{KJ/KgK}$ ,  $K=0.025\text{W/mK}$

### SOLUTION de l'exercice N°3

1. pour déterminer le régime d'écoulement est laminaire, on calcul le nombre de Reynolds moyen

$$Re_L = \frac{U.L}{\nu}$$

Mais à partir cette relation la vitesse  $u$  est inconnue donc on utilise la formule donnée dans l'exercice

$$NuL=0.66Re_L^{0.5}Pr^{1/3} \rightarrow Re_L = \frac{NuL}{0.66 Pr^{1/3}} \quad (\text{a})$$

*il faut calculer  $NuL$  et  $Pr$*

$$NuL = h.L/K, \text{ et } h = \frac{Q}{S.(T_s - T_o)}, \quad S = 25 \times 8 = 4 \times 10^{-4} \text{ m}^2 \rightarrow h = 5200 \text{ w/m}^2$$

alors  $NuL = h.L/K = 5200$ ,

$$Pr = \mu.C_p/k = 0.72$$

avec  $\mu = \rho.\nu$  et  $C_p = 1\text{KJ/KgK} = 1000\text{J/Kg.K}$

Alors on remplace dans (a) , on trouve

$Re_L = 8780 < 510^5$  donc le régime est laminaire

## 2) la vitesse de vent

$$Re_L = \frac{U \cdot L}{\nu} \rightarrow U = \frac{\nu}{L} Re_L = 5.33 \text{ m/s}$$

## 3) l'épaisseur de la couche limite dynamique et thermique

le régime est laminaire , donc l'épaisseur de la couche limite dynamique est donnée par la relation de Blasius suivante:

$$\delta(x) = \frac{4.96 \cdot x}{(Re x)^{0.5}} \quad \text{pour } x=L \rightarrow \delta(L) = \frac{4.96 \cdot L}{(Re L)^{0.5}} = 0.0013 \text{ m} = 1.3 \text{ mm}$$

c'est l'épaisseur de la couche limite à la fin de la plaque ( $x=L$ )

et l'épaisseur de la couche limite thermique est donnée par:

$$\delta_{th}(x) = \frac{4.53 \cdot x}{(Re x)^{0.5}} \cdot Pr^{-1/3} \quad \text{pour } x=L \rightarrow \delta_{th}(L) = \frac{4.53 \cdot L}{(Re L)^{0.5}} \cdot Pr^{-1/3} = 1.34 \text{ mm}$$

## EXERCICE N°4

Un tube cylindrique de rayon  $R=0.5$  cm et de longueur  $L= 50$  m transport de l'eau avec un débit volumique souhaité est de  $0.04$  l/s

Le profile de la vitesse de cet écoulement est donnée par:

$$u(r) = u_{\max} \left(1 - \frac{r^2}{R^2}\right) \quad \text{avec} \quad u_{\max} = \frac{bR^2}{4\mu} \quad \text{et} \quad b = \Delta P / \Delta x$$

1. déterminer le régime d'écoulement (laminaire ou turbulent)
2. calculer la vitesse maximale de l'écoulement
3. calculer les pertes de charge
4. si la pression d'entrée est  $Pe= 3$  bar, déterminer la pression de sortie  $Ps$
5. calculer la longueur d'entrée pour que l'écoulement devienne établi

on donne  $\rho_{\text{eau}} = 1000 \text{ kg/m}^3$  ,  $\mu = 10^{-3} \text{ kg/m.s}$

## SOLUTION de l'exercice N°4

1. Pour déterminer le régime d'écoulement on calcule le nombre de Reynolds

$Re_D = \frac{\bar{u} \cdot D}{\nu}$ , mais il faut déterminer tout d'abord la vitesse d'écoulement moyenne utilisant :

$$Q_v = \bar{u} \cdot s \rightarrow \bar{u} = \frac{Q_v}{s} = 0.5 \text{ m/s}$$

Avec:

$$Q_v = 0.04 \text{ l/s} = 0.04 \cdot 10^{-3} \text{ m}^3/\text{s}$$

$$s = \pi \cdot R^2 = \pi \cdot (0.5 \cdot 10^{-2})^2 = 0.785 \cdot 10^{-4} \text{ m}^2$$

La viscosité cinématique  $\nu = \mu / \rho_{\text{eau}} = 10^{-6} \text{ m}^2/\text{s}$

$$\text{alors : } Re_D = \frac{0.5 \times 1 \cdot 10^{-2}}{10^{-6}} = 5 \cdot 10^3$$

$Re_D > Rec (=2300)$  donc le régime est turbulent

2. la vitesse maximale de l'écoulement

$$u_{\text{max}} = \frac{bR^2}{4\mu} \quad (\text{a})$$

et d'autre part :  $u_{\text{max}} = 2 \cdot \bar{u} = 1 \text{ m/s}$

$$u_{\text{max}} = \frac{bR^2}{4\mu} = \frac{2 \cdot Q_v}{\pi R^2} = 2 \cdot \bar{u} = 1 \text{ m/s}$$

3. Les pertes de charge  $\Delta P$

$$b = \frac{\Delta p}{\Delta x} = \frac{\Delta p}{L} \rightarrow \Delta p = b \cdot L \quad (\text{b})$$

De la relation (a) on a :

$$u_{\text{max}} = \frac{bR^2}{4\mu} \quad b = \frac{4 \cdot \mu}{R^2} u_{\text{max}} = 160$$

on remplace dans la relation (b), on trouve :

$$\Delta P = 160 \times 5 = 800 \text{ pascal} = 0.08 \text{ bar}$$

4. la pression de sortie

$$\Delta p = P_e - P_s \rightarrow P_s = P_e - \Delta p = 3 - 0.08 = 2.92 \text{ bar}$$

5. la longueur d'entrée pour que l'écoulement devienne établi

On utilise la formule empirique suivante:

$$\frac{Le}{D} = 4.4 \text{Re}_D^{1/6} \rightarrow Le = 0.18 \text{ m}$$