

Soit une salle non chauffée (quatre murs, un plafond et un plancher) à température θ_x en contact avec des salles chauffées à température θ_i par l'intermédiaire des parois (trois murs, plafond et plancher) d'aire A_i et en contact avec l'extérieur à température θ_e par l'intermédiaire d'un seul mur d'aire A_e . On suppose que le régime thermique est permanent (stationnaire). Les pertes thermiques par ventilation sont données par la relation suivante :

$$\Phi_v = m_a C_p (\theta_x - \theta_e)$$

Supposant que le coefficient d'échange de chaleur par convection est constant et uniforme à l'intérieur de la salle non chauffée. Il est donné en $W/m^2.K$, par l'expression suivante :

$$10^4 < Gr Pr < 10^9 \quad h_c = 1,16 \left(\frac{\Delta\theta}{L} \right)^{0,25}$$

$$10^9 \leq Gr Pr < 10^{12} \quad h_c = 1,28 \Delta\theta^{1/3}$$

Le coefficient d'échange convectif à l'extérieur est donné en $W/m^2.K$, par :

$$h_c = 5,7 + 3,8 V \quad \text{et} \quad V : \text{vitesse du vent en m/s}$$

Le coefficient d'échange superficiel $h = h_c + h_r$ où h_r coefficient d'échange radiatif, donné par :

$$h_r = F_{1,2} \varepsilon \sigma (T_1^2 + T_2^2)(T_1 + T_2)$$

- 1- Donner l'expression du flux de chaleur gagné à travers les 5 parois intérieures.
- 2- Donner l'expression du flux de chaleur perdu à travers la paroi extérieure.
- 3- Déduire l'expression mathématique donnant la température de la salle non chauffée θ_x .
- 4- Calculer le coefficient d'échange convectif intérieur h_{ci} et le coefficient d'échange convectif extérieur h_{ce} .
- 5- Calculer le coefficient d'échange par rayonnement intérieur h_{ri} et le coefficient d'échange par rayonnement h_{re} .
- 6- Calculer la résistance conductive des parois.
- 7- Calculer le coefficient d'échange global des parois intérieures.
- 8- Calculer le coefficient d'échange global de la paroi extérieure.
- 9- Calculer la température de la salle non chauffée θ_x .

On donne :

$m_a = 0.01 \text{ kg/s}$, $V = 2 \text{ m/s}$, $A_i = A_e = 10 \text{ m}^2$, $C_p = 1005 \text{ J/kg.K}$, $\rho = 1,25 \text{ kg/m}^3$, $\mu = 1,8 \cdot 10^{-5} \text{ Pa.s}$, $\lambda = 0.025 \text{ W/m.K}$, $\Delta\theta = 10^\circ\text{C}$, $L = 3 \text{ m}$, $\beta = 1/T_i$ en K^{-1} , $g = 10 \text{ m/s}^2$, $Gr = g L^3 \beta \Delta\theta \rho^2 / \mu^2$, $Pr = \mu C_p / \lambda$, δ_p (épaisseur de la paroi) $= 0.30 \text{ m}$, λ_p (conductivité thermique de la paroi) $= 0.7 \text{ W/m.K}$, $F_{12} = \varepsilon = 1$, $\sigma = 5,67 \cdot 10^{-8} \text{ W/m}^2.K^4$, θ_i (température de la paroi) $= 10^\circ\text{C}$, $\theta_i = \theta_2$ (température intérieure) $= 20^\circ\text{C}$ et dans le cas de rayonnement vers l'extérieur θ_2 (température extérieure) $= 0^\circ\text{C}$

Remarque : θ en $^\circ\text{C}$ et $T = \theta + 273.15$ en K .

T.y

Exercice 1 (10 points)

Considérons un écoulement stationnaire de l'huile à 20°C ($\rho = 888 \text{ kg/m}^3$ et $\mu = 0.800 \text{ kg/m.s}$) dans un long tuyau de 5cm de diamètre et 40 m de longueur. Les pressions à l'entrée et la sortie du tuyau sont 745 et 97 kPa, respectivement. Déterminer la vitesse d'écoulement de l'huile dans le tuyau en supposant que ce dernier est :

1. Horizontal
2. incliné 15° vers le haut,
3. incliné 15° vers le bas,
4. Vérifiez que l'écoulement dans le tuyau est laminaire.

Exercice 2 (10 points)

Considérons un écoulement bidimensionnel incompressible et stationnaire. Le champ de vitesse est définie par : $u=ax+b$, $v=-ay+cx$, où $(a,b,c)=\text{cstes}$

1. Trouver l'expression de la pression en fonction de (x,y) ,
2. Trouver l'expression de la fonction de courant en fonction de (x,y) .

.....Bonne Chance.....

N°

EXERCICE N°1 (8 points)

Soit le problème aux limites suivant:

$$(I) \begin{cases} \frac{\partial u(x,t)}{\partial t} = \frac{\partial^2 u(x,t)}{\partial x^2}, & 0 < x < 1, t > 0 & (1) \\ u(x,0) = f(x), & 0 \leq x \leq 1 & (2) \\ u(0,t) = u(1,t) = 0, & t > 0 & (3) \end{cases}$$

Supposons: $m = 4$, $\Delta x = h = \frac{1}{m} = \frac{1}{4}$, $\Delta t = \frac{1}{32}$, $f(0) = f(1) = 0$,
 $f(0.25) = f(0.75) = 0.177$, $f(0.5) = 0.25$.

1) En discrétisant le problème aux limites (I) par la méthode explicite nous obtenons un système d'équations algébriques dont la $i^{ème}$ équation correspondant à t_{j+1} est donnée par :

~~$$32 [U_{i+1,j} - U_{i,j}] = 16 [U_{i+1,j} - 2U_{i,j} + U_{i-1,j}]$$~~

$i = \dots 3 \dots$ et $j = \dots 3 \dots$

Ce système d'équations peut se mettre sous la forme matricielle :

$$\begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \dots^* & \dots & \dots \\ \dots & \dots & \dots \\ \dots & \dots & \dots \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix}$$

* valeur numérique

N°

.....

EXERCICE N°2 (6 points)

Soit le problème à la condition initiale suivant : (I)
$$\begin{cases} \frac{dy(t)}{dt} = (t+1)^2 - y \\ y(0,1) = 0,105 \end{cases}$$

a) En utilisant la méthode d'Euler modifiée, nous obtenons l'expression de l'approximation de la solution exacte $y(t)$ du problème (I) à l'instant $t = 0,2$:

$y(0,2) \approx$

a) En effectuant les calculs, nous obtenons :

$y(0,2) \approx$

EXERCICE N°3 (6 points)

Sachant x et k , développer un algorithme qui calcule :

$$P = \frac{(x-1)(x-2)\dots(x-(k-1))(x-(k+1))\dots(x-n)}{(1)(2).(3)....(k-1)(k+1)...(n)}$$

--	--