

NOTES DE COURS, TD ET TP AUTORISÉES

TRANSFERT THERMIQUE CONDUCTIF

Question 1 (0.25 point) :

On considère un triangle T de sommets $N_I \begin{pmatrix} x_I \\ y_I \end{pmatrix}$, $N_{II} \begin{pmatrix} x_{II} \\ y_{II} \end{pmatrix}$ et $N_{III} \begin{pmatrix} x_{III} \\ y_{III} \end{pmatrix}$ (fig. 1). Rappeler la formule de la transformation affine reliant ce triangle au triangle de référence ainsi que la formule donnant la surface S du triangle en fonction de la matrice Jacobienne.

Question 2 (0.5 point) :

On considère un triangle T_a de sommets $N_I^a \begin{pmatrix} a x_I \\ a y_I \end{pmatrix}$, $N_{II}^a \begin{pmatrix} a x_{II} \\ a y_{II} \end{pmatrix}$ et $N_{III}^a \begin{pmatrix} a x_{III} \\ a y_{III} \end{pmatrix}$ où a est un nombre réel strictement positif. Montrer que T_a est bien un triangle, c'est-à-dire que les sommets N_I^a , N_{II}^a et N_{III}^a ne sont pas alignés.

Question 3 (0.5 point) :

Calculer la surface S_a du triangle T_a en fonction de la surface S du triangle T et du nombre réel a.

Question 4

On considère un problème stationnaire de conduction de chaleur en **2D-axisymétrique** dans un matériau isotrope de conductivité $10 \text{ W/(m } ^\circ\text{C)}$. Le maillage est constitué de quatre éléments triangulaires E_1, E_2, E_3, E_4 et de six nœuds $N_1, N_2, N_3, N_4, N_5, N_6$ (fig. 2). La structure est soumise à une source interne de chaleur volumique uniforme $\bar{q}=100 \text{ W/m}^3$. Une température connue \bar{T} est imposée aux nœuds 1, 2, 3, 4 et 6. En respectant la convention de numérotation locale donnée sur la figure 3, calculer les températures aux nœuds du maillage dans les deux cas suivants :

4a) 0.25 point : $N_1 \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix}$; $N_2 \begin{pmatrix} 1 \\ 2 \end{pmatrix}$; $N_3 \begin{pmatrix} 1 \\ 3 \end{pmatrix}$; $N_4 \begin{pmatrix} 0 \\ 3 \end{pmatrix}$; $N_5 \begin{pmatrix} 0 \\ 2 \end{pmatrix}$; $N_6 \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \end{pmatrix}$; $\bar{T} = 5 \text{ } ^\circ\text{C}$

4b) 2.5 point : $N_1 \begin{pmatrix} a \\ a \end{pmatrix}$; $N_2 \begin{pmatrix} a \\ 2a \end{pmatrix}$; $N_3 \begin{pmatrix} a \\ 3a \end{pmatrix}$; $N_4 \begin{pmatrix} 0 \\ 3a \end{pmatrix}$; $N_5 \begin{pmatrix} 0 \\ 2a \end{pmatrix}$; $N_6 \begin{pmatrix} 0 \\ a \end{pmatrix}$; $\bar{T} = 5a^2 \text{ } ^\circ\text{C}$, a étant un nombre réel strictement positif.

TRANSFERT THERMIQUE RADIATIF

On considère un transfert stationnaire radiatif de chaleur dans une enceinte fermée carrée dont la longueur l est supposée grande devant l'épaisseur $e=10^{-2}$ m (fig. 4). L'émissivité ε_1 des surfaces horizontales S_1 et S_3 est égale à 0.9 et l'émissivité ε_2 des surfaces verticales S_2 et S_4 est égale à 0.8. Dans les parois de l'enceinte, la chaleur est transportée par conduction avec un matériau **orthotrope** de conductivité $k_x=5$ et $k_y=10$ W/(m °C). Le problème posé est un problème plan. La structure est soumise à une température $\bar{T}=293.15$ °K sur ses faces latérales et à un flux $\phi=10^3$ W/m² sur ses faces inférieure et supérieure. On rappelle que la constante de Stefan-Boltzmann est égale à $5.67 \cdot 10^{-8}$ W/(m² °K⁴).

Question 1 (1 point)

On admettra que, dans le plan, le facteur de forme F entre deux lignes **adjacentes** et de même longueur l est donnée par la formule : $F = 1 - \sin\left(\frac{\alpha}{2}\right)$ où α représente l'angle entre les deux lignes (fig. 5). Calculer les facteurs de forme F_{11} , F_{12} , F_{13} et F_{14} .

Question 2 (2 point)

En se plaçant au milieu des surfaces S_1 et S_2 , écrire les deux équations de transfert radiatif. En déduire une relation entre les flux ϕ_1 et ϕ_2 perdus par S_1 et S_2 .

Question 3 (1 point)

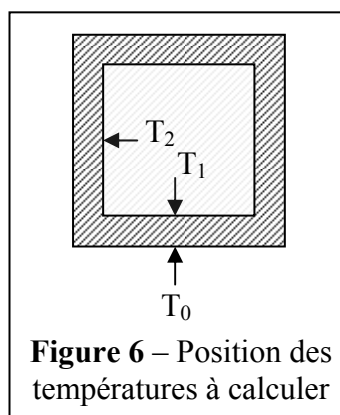
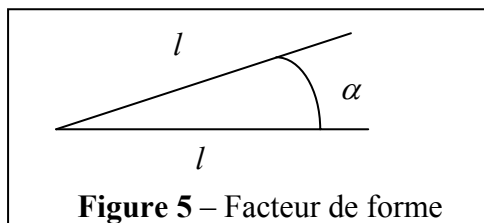
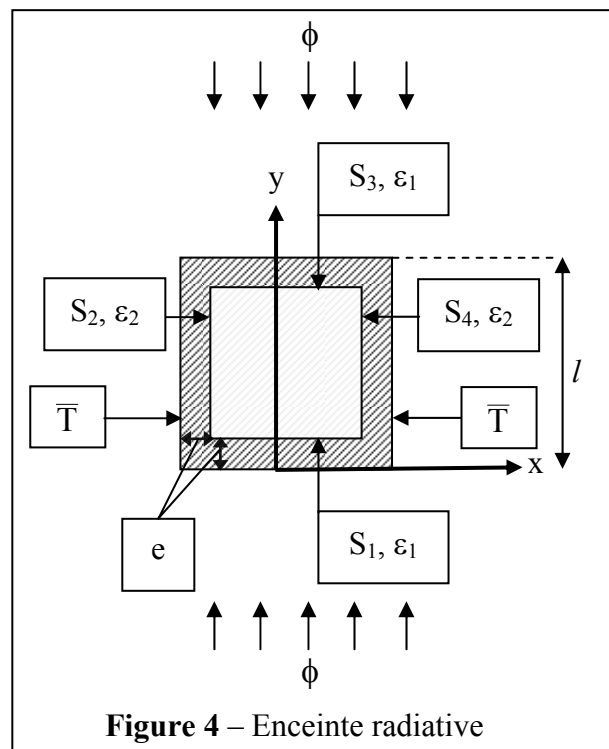
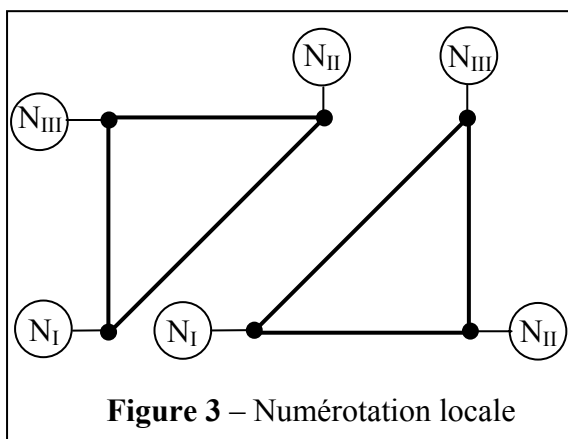
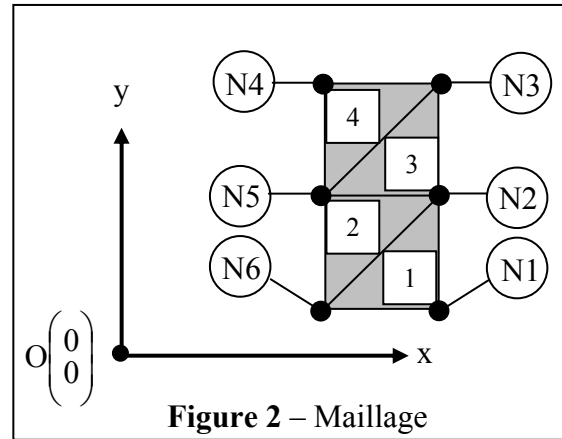
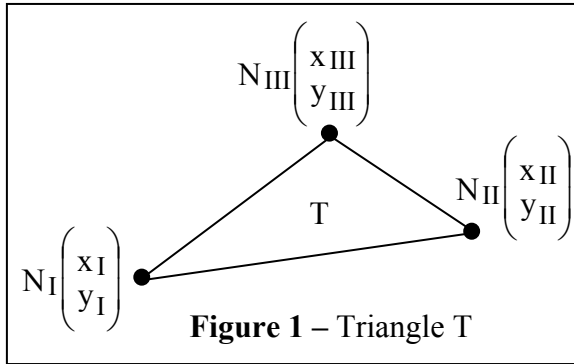
En se plaçant au milieu des surfaces S_1 et S_2 , écrire les deux équations de transfert conductif. En déduire la température T_2 dont la localisation est donnée sur la fig. 6.

Question 4 (1 point)

Calculer les températures T_0 et T_1 dont la localisation est donnée sur la fig. 6.

Question 5 (1 point)

Comparer et commenter vos résultats par rapport à des résultats numériques obtenus à l'aide d'un code de calcul aux éléments finis (tableau 1).

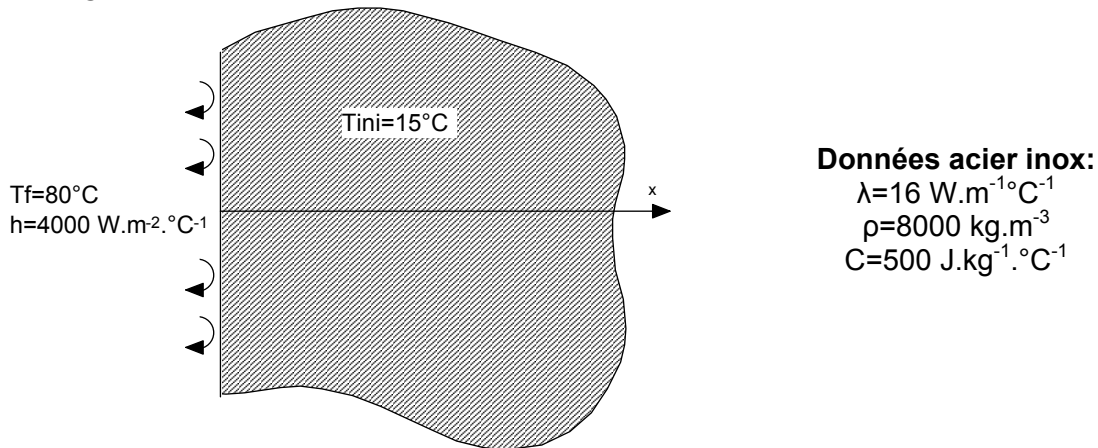


l (m)	T_0 (°K)	T_1 (°K)	T_2 (°K)
0.5	437.7	436.74	294.36
2	456.88	455.88	294.91
3.4	458.87	457.87	294.98

Tableau 1 – Températures calculées par éléments finis

CONDUCTION THERMIQUE EN REGIME TRANSITOIRE - CAS D'UN MILIEU SEMI-INFINI AVEC ECHANGE CONVECTIF (10 points).

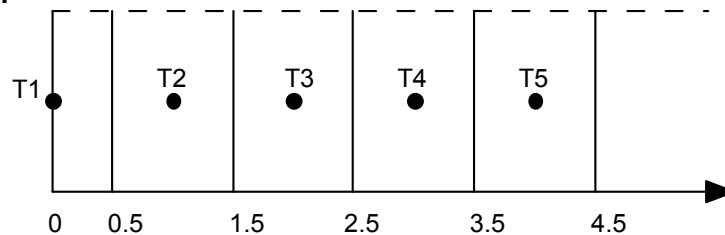
Problème : Un solide semi-infini en acier inoxydable est initialement à 15°C ($T(x,0s) = 15$). A $t=0s$, le solide est mis en contact avec un fluide dont la température est de 80°. Il subit alors un échange thermique convectif sur sa surface avec un coefficient d'échange de 4000 $W.m^{-2}.°C^{-1}$.



Numérique:

- Considérer une profondeur de 4.5 mm.
- Utiliser 5 volumes (dont le premier sera un demi-volume).

Représentation:



- 1) Déterminer le système (5 équations) permettant de calculer $T(x_i, 0.05s)$ à partir de $T(x_i, 0s)$ suivant un schéma d'intégration temporelle de type explicite. Mettre le problème sous la forme :

$$[T_{j+1}] = [B][T_j] + [S]$$

Où j représente l'indice temporel.

Exprimer les matrices $[B]$ et $[S]$ en fonction de quelques coefficients que vous explicitez.

Donner les valeurs numériques de chaque coefficient puis calculer $T(x_i, 0.25s)$ en réalisant 5 pas de temps de 0.05s.

(Rq: vous utiliserez une surface unitaire suivant la normale à x).

- 2) Déterminer le système (5 équations) permettant de calculer $T(x_i, 0.05s)$ à partir de $T(x_i, 0s)$ suivant un schéma d'intégration temporelle de type Crank-Nicholson. La condition de convection sera prise en compte en accord avec le schéma. Mettre le problème sous la forme :

$$[A][T_{j+1}] = [B][T_j] + [S]$$

Exprimer les matrices $[A]$, $[B]$ et $[S]$ en fonction des coefficients définis précédemment. Calculer $T(x_i, 0.25s)$ en réalisant 5 pas de temps de 0.05s.