

Quelques aspects de la conduction thermique

1^{ère} partie :

Transfert thermique conductif dans un barreau

1.1 Loi de Fourier

1.1.1 dans un milieu homogène isotrope ,solide ou fluide au repos , la densité de courant thermique est liée au gradient de température par $\vec{j}_{th} = -\lambda \vec{grad}T$ tel que :

- j_{th} en Wm^{-2}
- T en K
- λ constante positive en $WK^{-1}m^{-1}$

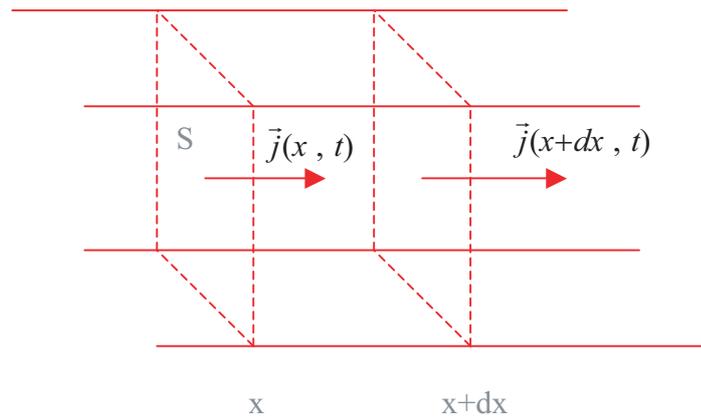
cette loi reste valable tant que le gradient de température est faible

1.1.2 - $\lambda \longleftrightarrow \sigma$

- $\phi_{th} \longleftrightarrow I$
- $\vec{j}_{th} = -\lambda \vec{grad}T \longleftrightarrow \vec{j} = -\sigma \vec{grad}V$
- $T \longleftrightarrow V$

1.2 Équation de la chaleur

1.2.1 :



la surface latérale étant calorifugée, pas de gradient de température selon Oy et Oz , la température T ne dépendra que de x et du temps t .

la loi de Fourier donne $\vec{j} = -\lambda \vec{\nabla}T(x, t) = j(x, t)\vec{u}_x$ uniforme sur toute section droite.

le 1^{er} principe sur la tranche isochore $[x, x + dx]$, entre les instants t et $t + dt$ s'écrit :

$$\frac{dU}{dt} = \Phi_e(x, t) - \Phi_s(x + dx, t) = j(x, t)S - j(x + dx, t)S$$

soit

$$(\rho S dx)c \frac{\partial T}{\partial t} = -S \frac{\partial j(x, t)}{\partial x} dx$$

loi de fourier $\vec{j} = -\lambda \frac{\partial T}{\partial x} \vec{u}_x$

soit :

$$\frac{\partial^2 T}{\partial x^2} - \frac{\rho c}{\lambda} \frac{\partial T}{\partial t} = 0$$

1.2.2 Temps caractéristique de la diffusion thermique

$$1.2.1.1 \quad (1) \implies \frac{\Delta T}{\tau_d} \sim \frac{\lambda}{\rho c} \frac{\Delta T}{d^2} \implies \tau_d \sim \frac{\rho c}{\lambda} d^2$$

1.2.1.2 A.N :

- $d_1 = 10\text{cm} \implies \tau_d = 446\text{s} \approx 7\text{minutes}$
- $d_2 = 50\text{cm} \implies \tau_d = 11160\text{s} \approx 3\text{heures}$

La diffusion thermique est un processus lent.

La loi non linéaire entre d et τ_d .

1.2.3 Résistance thermique

1.2.3.1 En régime stationnaire (1) s'écrit : $\ddot{T}(x) = 0$ soit $T(x) = Ax + B$; les conditions aux limites du barreau :

$$T(x=0) = T_1 = B$$

$$T(x=L) = T_2 = AL + B$$

$$\text{soit } T(x) = \frac{T_2 - T_1}{L} x + T_1$$

1.2.3.2 on a : $\vec{j}_{th} = -\lambda \frac{dT}{dx} \vec{x} = \lambda \frac{T_1 - T_2}{L} \vec{x}$ donc $\Phi_{th} = \int \int j_{th} \vec{x} \cdot dS \vec{x} = \lambda \frac{T_1 - T_2}{L} S$

1.2.3.3 $R_{th} := \frac{T_1 - T_2}{\Phi_{th}} = \frac{L}{\lambda S} > 0$ analogue à la résistance électrique !

2^{ème} partie :

Transfert thermique conductif dans un anneau (Fourier, 1806)

2.1 Équation de la chaleur avec fuites thermiques

2.1.1 pour réaliser un contact thermique parfait, en effet sans Hg l'air s'infiltrera entre le thermomètre et l'anneau, sachant que $\lambda_{Hg} \gg \lambda_{air}$

2.1.2 1^{er} principe à la tranche isochore

$$\frac{dU}{dt} = \Phi_e(\theta, t) - \Phi_s(\theta + d\theta, t) - \Phi_{cc}(\text{solide} \longrightarrow \text{fluide})$$

or

$$\frac{dU}{dt} = (\rho R d\theta \ell^2) c \frac{\partial T}{\partial t}$$

$$\text{loi de fourier } \vec{j}_{th} = -\lambda \vec{\nabla} T(\theta, t) = -\lambda \frac{1}{R} \frac{\partial T}{\partial \theta} \vec{e}_\theta$$

$$\Phi_e(\theta, t) = \int_{\theta=ct_e} j_{th} \vec{e}_\theta \cdot dS \vec{e}_\theta = j_{th}(\theta, t) \ell^2$$

$$\Phi_s(\theta + d\theta, t) = \int_{\theta+d\theta=ct_e} j_{th} \vec{e}_\theta \cdot dS \vec{e}_\theta = j_{th}(\theta + d\theta, t) \ell^2$$

$$\Phi_{cc}(\text{solide} \longrightarrow \text{fluide}) = h(T_S - T_e) dS_{lat} = h(T(\theta, t) - T_e) (4.R d\theta \ell) \text{ soit : } \frac{\rho c}{\lambda} \frac{\partial T}{\partial t} = \frac{1}{R^2} \frac{\partial^2 T}{\partial \theta^2} + \frac{4h}{\lambda \ell} (T_e - T) \quad (2)$$

2.1.3 en R.P $R^2 \times (2)$ devient :

$$0 = \frac{d^2(T - T_e)}{d\theta^2} - \frac{4hR^2}{\lambda \ell} (T - T_e)$$

de solution générale :

$$T = T_e + A \cosh\left(\frac{R}{a}\theta\right) + B \sinh\left(\frac{R}{a}\theta\right)$$

a est une distance en mètre

2.1.4 conditions aux limites : $T(0) = T_c = T_e + A$ et

$$T(2\pi) = T_c = T_e + (T_c - T_e) \cosh\left(\frac{R}{a}2\pi\right) + B \sinh\left(\frac{R}{a}2\pi\right)$$

il vient :

$$T(\theta) = T_e + (T_c - T_e) \left[\cosh \frac{R\theta}{a} + \frac{1 - \cosh \frac{2\pi R}{a}}{\sinh \frac{2\pi R}{a}} \sinh \frac{R\theta}{a} \right]$$

2.1.5 on simplifie , d'après les données , l'expression de $T(\theta)$ en :

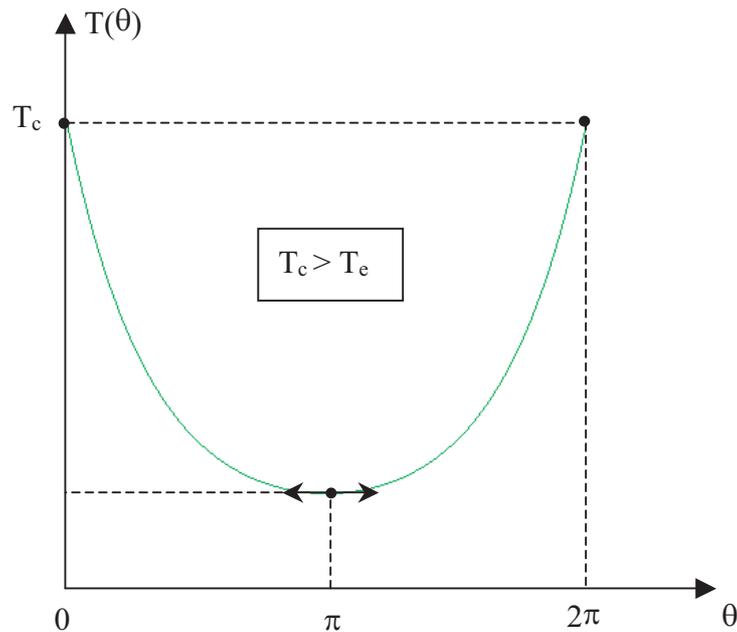
$$T(\theta) = T_e + \frac{T_c - T_e}{\cosh \frac{\pi R}{a}} \cosh \frac{R(\theta - \pi)}{a}$$

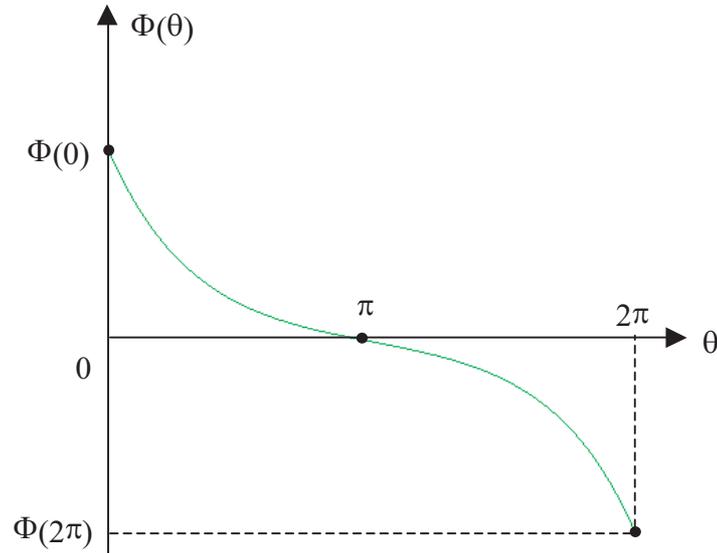
la température est symétrique par rapport à $\theta = \pi$ et $T_c > T_e$

2.1.6 $\Phi(\theta) = j_{th}(\theta)\ell^2 = -\lambda \frac{1}{R} \frac{\partial T}{\partial \theta} \ell^2$ soit :

$$\Phi(\theta) = -\frac{\lambda \ell^2}{a} \frac{T_c - T_e}{\cosh \frac{\pi R}{a}} \sinh \frac{R(\theta - \pi)}{a}$$

on a : $\Phi(\theta = \pi) = 0$ la température est minimale ; et $\Phi(\theta = 2\pi) \neq \Phi(\theta = 0)$ à cause de la plaque chauffante d'épaisseur $e \ll 2\pi R$





2.1.7 on a :

$$\Delta T_1 = \frac{T_c - T_e}{\cosh \frac{\pi R}{a}} \cosh \frac{R(\theta_1 - \pi)}{a}$$

$$\Delta T_2 = \frac{T_c - T_e}{\cosh \frac{\pi R}{a}} \cosh \frac{R(\theta_2 - \pi)}{a}$$

$$\Delta T_3 = \frac{T_c - T_e}{\cosh \frac{\pi R}{a}} \cosh \frac{R(\theta_3 - \pi)}{a}$$

avec $\Delta\theta = \theta_2 - \theta_1 = \theta_3 - \theta_2$ soit :

$$q := \frac{\Delta T_3 + \Delta T_1}{\Delta T_2} = \frac{\cosh \frac{R(\theta_2 + \Delta\theta - \pi)}{a} + \cosh \frac{R(\theta_2 - \Delta\theta - \pi)}{a}}{\cosh \frac{R(\theta_2 - \pi)}{a}}$$

d'après les données : $ch(x+y) + ch(x-y) = 2chx chy$, l'expression se simplifie en :

$$q = 2 \cosh \frac{\Delta\theta R}{a}$$

2.1.8 A.N : $a = 0.26 \text{ m}$ et $q_{th} = 2.23$

2.1.9 d'après 1.2.1.1 $\tau_d = \frac{\rho c}{\lambda} (\pi R)^2 = 3 \text{ h } 6 \text{ min}$ et

$$q_{ex} := \frac{(66 - 17.67) + (44 - 17.67)}{50.67 - 17.67} = 2.26$$

$q_{ex} > q_{th}$ il fallait attendre 3 heures et non deux heures !

2.2 Équation de la chaleur en régime variable

2.2.1 on prend $h = 0$ dans l'équation (2), soit :

$$\frac{\rho c}{\lambda} \frac{\partial T}{\partial t} = \frac{1}{R^2} \frac{\partial^2 T}{\partial \theta^2}$$

2.2.2 (3) donne $\frac{\partial T}{\partial t} = f(\theta) \cdot \dot{g}(t)$ et $\frac{\partial^2 T}{\partial \theta^2} = \ddot{f}(\theta) \cdot g(t)$ soit : $\frac{\rho c}{\lambda} f(\theta) \cdot \dot{g}(t) = \frac{1}{R^2} \ddot{f}(\theta) \cdot g(t)$ d'où :

$$\frac{\rho c}{\lambda} \frac{\dot{g}(t)}{g(t)} = \frac{1}{R^2} \frac{\ddot{f}(\theta)}{f(\theta)}$$

2.2.3 les deux termes dépendent chacun d'une variable θ et t qui sont indépendantes , ceci n'est possible que dans le cas

$$\frac{\rho c \dot{g}(t)}{\lambda g(t)} = \frac{1}{R^2} \ddot{f}(\theta) = \Omega$$

2.2.4 donc : $\dot{g}(t) - \frac{\lambda}{\rho c} \Omega g(t) = 0$, g sera bornée si $\Omega < 0 = -\frac{1}{d^2}$, donc $\ddot{f}(\theta) + \frac{R^2}{d^2} f(\theta) = 0$, θ est en rad qui n'est pas une unité d'où : d est une distance en metre

2.2.5 $f(\theta) = A \cos(\frac{R}{d}\theta) + B \sin(\frac{R}{d}\theta)$

2.2.6 $\dot{g}(t) - \frac{\lambda}{\rho c} \Omega g(t) = 0 \implies g(t) = g_0 \exp \frac{\lambda}{\rho c} \Omega t = g_0 \exp -\frac{\lambda}{\rho c d^2} t$ soit :

$$\tau = \frac{\rho c d^2}{\lambda}$$

2.2.7 on a : $\Phi(\theta, t) = j_{th}(\theta, t) \ell^2 = -\frac{\lambda \ell^2}{R} \frac{\partial T}{\partial \theta} = -\frac{\lambda \ell^2}{R} \dot{f}(\theta) g(t)$ En absence de chauffage $\Phi(\theta = 0, t) = 0 \implies \dot{f}(\theta = 0) = 0 \implies B = 0$ donc :

$$T(\theta, t) = K + \underbrace{g_0 A}_{\text{}} \cos(\frac{R}{d}\theta) \exp -\frac{\lambda}{\rho c d^2} t$$

2.2.8 on a : $T(\theta = 0, t) = T(\theta = 2\pi, t) \implies \frac{R}{d} = n \in \mathbb{N}^*$ soit : $d_n = \frac{R}{n}$ et $\tau_n = \frac{\rho c d_n^2}{\lambda} = \frac{\rho c R^2}{\lambda n^2}$

2.2.9 l'équation de chaleur est linéaire , on superpose les solutions 2.2.8 :

$$T(\theta, t) = T_m + \sum A_n \cos n\theta \exp -\frac{t}{\tau_n}$$

on vérifie qu'on a $T(\theta = 0, t) = T(\theta = 2\pi, t)$ et aussi

$$\frac{\partial T}{\partial \theta}(\theta = 0, t) = 0$$

$T_m = \langle T \rangle_\theta$, les A_n seront calculés à $t=0$

2.2.10 $\tau_1 = \frac{\rho c R^2}{\lambda} = 1142s$

$$\tau_2 = \frac{\rho c R^2}{\lambda 2^2} = 286s$$

$$\tau_3 = \frac{\rho c R^2}{\lambda 3^2} = 126s$$

2.2.11 après une durée $5\tau_2 = 23 \text{ min}$ tous les termes $n \geq 2$ disparaissent , il reste :

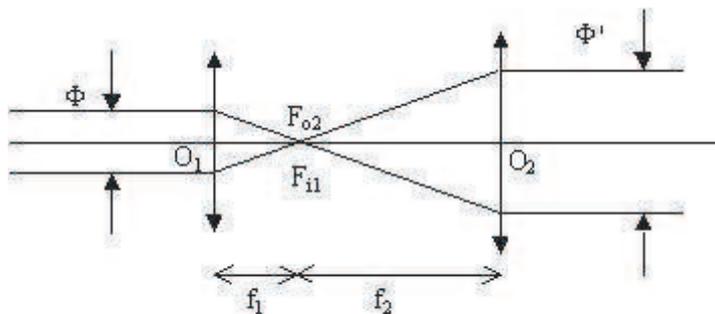
$T(\theta, t) = T_m + A_1 \cos \theta \exp -\frac{t}{\tau_1}$, l'écart $T - T_m = A_1 \cos \theta \exp -\frac{t}{\tau_1}$ est proportionnel au $\cos \theta$!

3^{ème} partie :

Mesure optique d'un coefficient de transfert conducto- convectif

3.1

3.1.1 $F_{i1} \equiv F_{o2}$, soit $O_1 O_2 = f_1 + f_2$

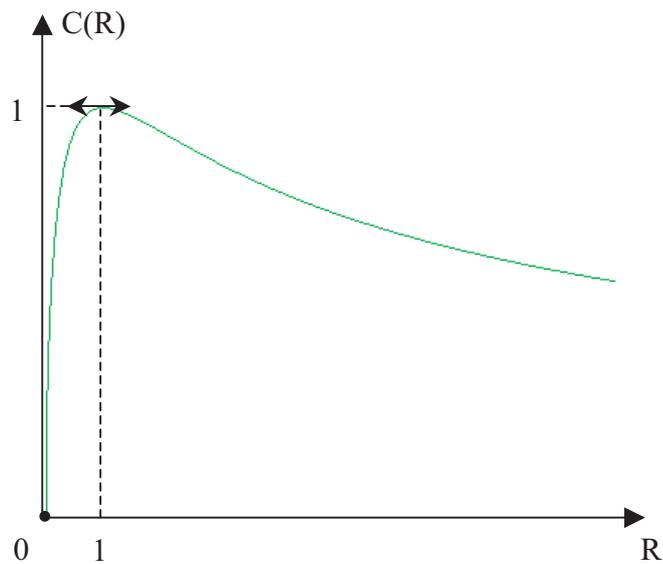
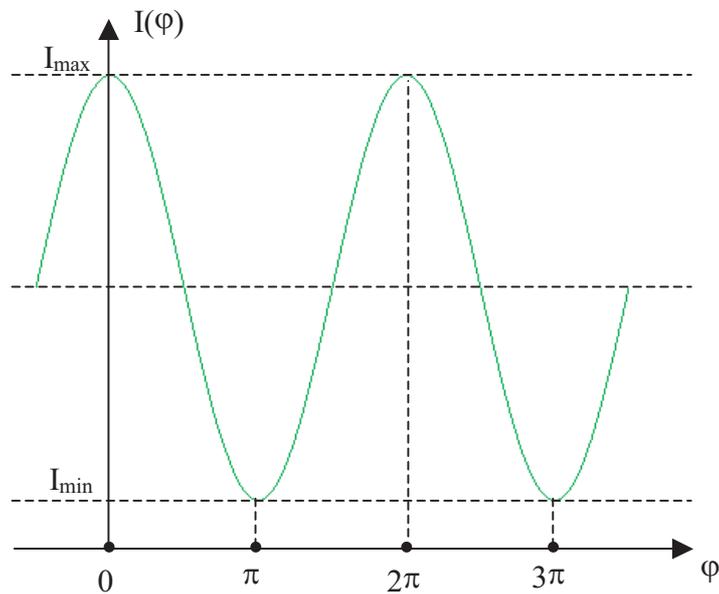


3.1.2 $\frac{\Phi'}{\Phi} = \frac{f_2}{f_1}$

3.2

3.2.1 $I = I_1 + I_2 + 2\sqrt{I_1 I_2} \cos \varphi$

3.2.2 :



$$I_{max} = I_1 + I_2 + 2\sqrt{I_1 I_2} = (\sqrt{I_1} + \sqrt{I_2})^2$$

$$I_{min} = I_1 + I_2 - 2\sqrt{I_1 I_2} = (\sqrt{I_1} - \sqrt{I_2})^2$$

3.2.3 $C = \frac{I_{max} - I_{min}}{I_{max} + I_{min}} = \frac{2\sqrt{I_1 I_2}}{I_1 + I_2} = \frac{2\sqrt{R}}{1+R}$ on a :

$$C' = \frac{1 - R}{\sqrt{R}(1 + R)^2}$$

3.2.4 $C_{max} = 1$, pour $R = 1$ donc il faut éclairer les deux miroirs de façon égales

3.3

3.3.1 Une frange $I(x) = cte \iff x = cte$ est une droite parallèle à Oy $\iff T(x) = cte$ surface isotherme

ou bien : $I = cte \iff \varphi = cte \iff \delta = cte \iff n = cte \iff T = cte$

3.3.2 on a : $p = \frac{|\varphi|}{2\pi} = \frac{|\delta|}{\Lambda}$ or

$$\delta = \delta_{geo} + \delta_{ond} = [(SM)_2 - (SM)_1] + [2\frac{\Lambda}{2} - 2\frac{\Lambda}{2}]$$

$$\delta = [(SA) + n_{\infty}AC + n_{\infty}(CD - L) + nL + (DM)] - [(SA) + n_{\infty}AB + n_{\infty}BD + nL + (DM)] = L(n - n_{\infty})$$

soit

$$\delta = LA\left(\frac{1}{T_{\infty}} - \frac{1}{T}\right)$$

or $T_{plaque} > T > T_{\infty}$ donc $p = \frac{LA}{\Lambda}\left(\frac{1}{T_{\infty}} - \frac{1}{T}\right) > 0$

3.3.3 $p_s = \frac{LA}{\Lambda}\left(\frac{1}{T_{\infty}} - \frac{1}{T_s}\right)$

3.3.4 d'après 3.3.2 et 3.3.1 on aura :

$$\frac{p}{p_s} = \frac{\frac{1}{T_{\infty}} - \frac{1}{T_p}}{\frac{1}{T_{\infty}} - \frac{1}{T_s}} \iff T_p = \frac{T_{\infty}}{1 - \frac{p}{p_s}\left(1 - \frac{T_{\infty}}{T_s}\right)}$$

3.4

3.4.1 on a : $\frac{dp}{dT} = \frac{LA}{\Lambda} \frac{1}{T^2} > 0$ donc p est maximal pour T maximale càd au niveau de la plaque ($T_s > T(x) > T_{\infty}$)

3.4.2 pour $p(T_{\infty}) = 0$, on compte du haut vers la plaque les ordres d'interférence des franges sombres 0.5 - 1.5 - 2.5 - 3.5 - 4.5 - 5.5 - 6.5

3.4.3 d'après figure 6 , on a : $x_p = (N^{\circ} - 159) \times 303\mu m$ l'ordre d'interférence au niveau de la plaque ,d'après l'énoncé ,est entier donc $p_s = 7$

soit :

$$T_p = \frac{294}{1 - \frac{p}{7}\left(1 - \frac{294}{328}\right)}$$

p	6.5	5.5	4.5	3.5	2.5	1.5	0.5
N°	163	167	172	177	184	196	219
$x_p(mm)$	1.21	2.42	3.94	5.45	7.57	11.2	18.2
$T(x_p)(K)$	325	320	314	310	305	300	296

3.5

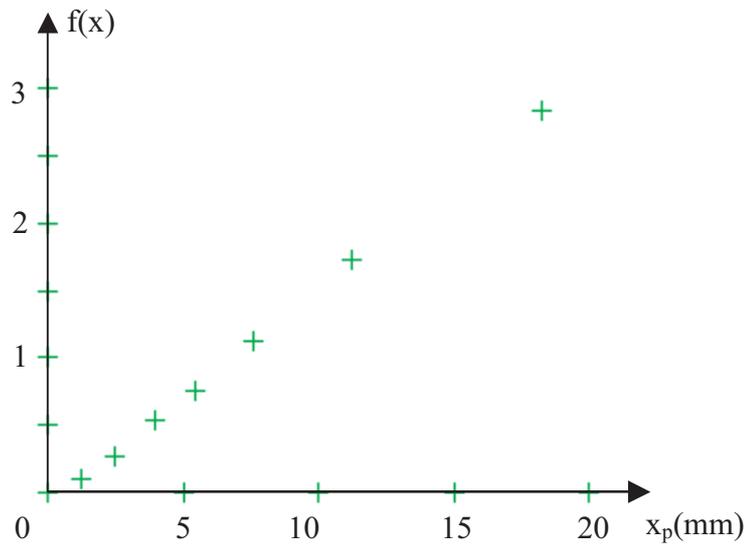
3.5.1 $T(x = +\infty) = \alpha = T_{\infty}$ et $T(x = 0) = \alpha + \beta = T_s$ soit :

$$\alpha = T_{\infty}$$

$$\beta = T_s - T_{\infty}$$

3.5.2 on représente la loi linéaire $f(x) = \ln \frac{T_s - T_{\infty}}{T - T_{\infty}} = kx$ avec $T_s = 328K$ et $T_{\infty} = 294K$

$T(x_p)(K)$	325	320	314	310	305	300	296
$x_p(mm)$	1.21	2.42	3.94	5.45	7.57	11.2	18.2
$f(x_p)$	0.092	0.27	0.53	0.75	1.13	1.73	2.83



soit : $k = \frac{\Delta f}{\Delta x} = 160 \text{ m}^{-1}$

3.5.3 (dans l'énoncé il manque $S = L^2$ dans l'expression de Φ_{cc} !)

Fourier au niveau de la plaque :

$$\Phi = j_{th}S = -\lambda_a S \frac{dT}{dx}(x=0) = kS\lambda_a\beta = kS\lambda_a(T_s - T_\infty)$$

d'où : $h = k\lambda_a$

3.5.4 A.N : $h = 4.24 \text{ WK}^{-1}\text{m}^2$.

fin du corrigé