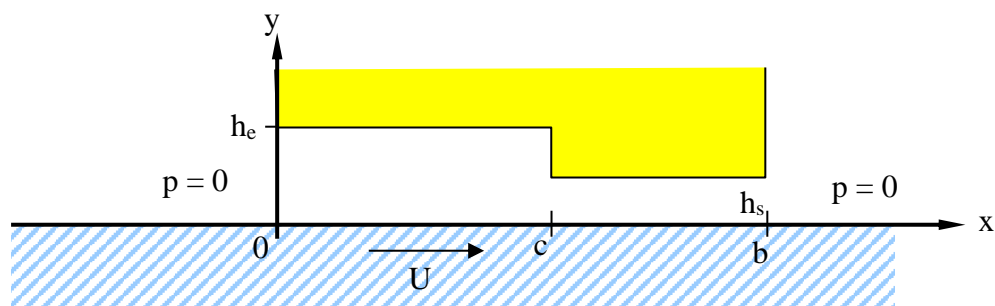


# Patin à saut

Hypothèses :

- milieu continu
  - fluide Newtonien
  - film mince
- Equation de Reynolds

$\rho = \text{cte}$  ,  $\eta = \text{cte}$  , régime permanent



$h_e$  : épaisseur à l'entrée du contact  
 $h_s$  : épaisseur à la sortie du contact

Les résultats seront exprimés en fonction du paramètre  $a = \frac{h_e}{h_s}$  et de  $s = \frac{c}{b}$ .

Équation de Reynolds (1D)

$$\frac{\partial}{\partial x} \left[ \frac{\rho h^3}{\eta} \frac{\partial p}{\partial x} \right] = 6 \frac{\partial [\rho (U_1 + U_2) h]}{\partial x} + 12 \frac{\partial (\rho h)}{\partial t}$$

Détermination des pressions (Reynolds)

$\rho = \text{cte}$  ,  $\eta = \text{cte}$  , régime permanent,  $U_1 = U$  ,  $U_2 = 0$

$$\frac{\partial}{\partial x} \left[ h^3 \frac{\partial p}{\partial x} \right] = 6\eta U \frac{\partial h}{\partial x}$$

$$h = \text{cte} \quad \rightarrow \quad \frac{\partial^2 p}{\partial x^2} = 0$$

On intègre deux fois par rapport à x → pression linéaire

Conditions aux limites :

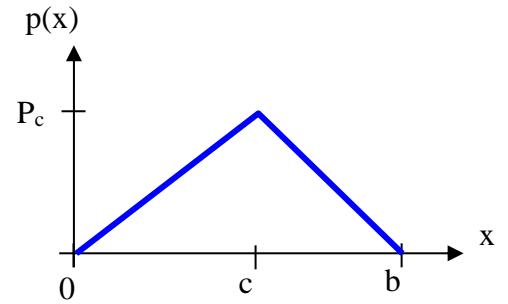
$$\text{en } x = 0 \quad p(0) = 0$$

$$\text{en } x = c \quad p(c) = p_c$$

$$\text{en } x = b \quad p(b) = 0$$

$$x \in [0, c] \quad \rightarrow \quad p(x) = p_c \frac{x}{c}$$

$$x \in [c, b] \quad \rightarrow \quad p(x) = p_c \frac{(x - b)}{(c - b)}$$



La pression  $p_c$  au niveau de la discontinuité est inconnue

### Calcul du débit

$$\text{Vitesse selon } x \quad u = \frac{1}{2\eta} \frac{\partial p}{\partial x} y(y - h) + U \frac{(h - y)}{h}$$

$$\text{Débit selon } x \quad \frac{Q_x}{L} = \int_0^h u \cdot dy$$

$$\frac{Q_x}{L} = \int_0^h \left[ \frac{1}{2\eta} \frac{\partial p}{\partial x} y(y - h) + U \frac{(h - y)}{h} \right] dy$$

$$\frac{Q_x}{L} = \frac{1}{2\eta} \frac{\partial p}{\partial x} \int_0^h y(y - h) dy + U \int_0^h \frac{(h - y)}{h} dy$$

$$\frac{Q_x}{L} = \frac{1}{2\eta} \frac{\partial p}{\partial x} \left[ \frac{y^3}{3} - \frac{y^2}{2} h \right]_0^h + U \left[ y - \frac{y^2}{2h} \right]_0^h$$

$$\frac{Q_x}{L} = \frac{1}{2\eta} \frac{\partial p}{\partial x} \left[ -\frac{h^3}{6} \right] + U \left[ \frac{h}{2} \right]$$

$$x \in [0, c] \quad \frac{Q_x}{L} = \frac{1}{2\eta} \frac{\partial p}{\partial x} \left[ -\frac{h_e^3}{6} \right] + U \left[ \frac{h_e}{2} \right]$$

$$\text{avec } \frac{\partial p}{\partial x} = \frac{p_c}{c}$$

$$\rightarrow \frac{Q_x}{L} = \frac{-h_e^3 p_c}{12\eta c} + \frac{U h_e}{2}$$

$$x \in [c, b] \quad \rightarrow \quad \frac{Q_x}{L} = \frac{1}{2\eta} \frac{\partial p}{\partial x} \left[ -\frac{h_s^3}{6} \right] + U \left[ \frac{h_s}{2} \right]$$

$$\text{avec } \frac{\partial p}{\partial x} = \frac{-p_c}{(b-c)}$$

$$\rightarrow \frac{Q_x}{L} = \frac{h_s^3 p_c}{12\eta (b-c)} + \frac{U h_s}{2}$$

La continuité du débit en  $x = c$  donne une relation entre la pression  $p_c$  et la distance entre les surfaces  $h_s$ .

$$\frac{Q_x}{L} = \frac{-h_e^3 p_c}{12\eta c} + \frac{U h_e}{2} = \frac{h_s^3 p_c}{12\eta (b-c)} + \frac{U h_s}{2}$$

$$p_c = 6\eta U \frac{h_e - h_s}{\frac{h_s^3}{(b-c)} + \frac{h_e^3}{c}}$$

$$p_c = \frac{6\eta U b}{h_s^2} \left[ \frac{s(1-s)(a-1)}{a^3(1-s) + s} \right]$$

### Calcul de la portance

$$\frac{W}{L} = \int_0^b p(x).dx = \int_0^c p(x).dx + \int_c^b p(x).dx$$

$$\boxed{\frac{W}{L} = \frac{P_c b}{2} = \frac{3\eta U b^2}{h_s^2} \cdot \frac{s(1-s)(a-1)}{a^3(1-s)+s}}$$

Cette relation fait le lien entre la pression  $p_c$  et la charge  $W$ .

La portance est maximale pour  $a$  et  $s$  tels que  $a(2a-3)^2 = 1$  et  $s = \frac{1}{a^{-3/2} + 1}$

on trouve  $a = 1,866$  et  $s = 0,718$ .

### Calcul de la force de frottement

$$\tau_{xy} = \eta \frac{\partial u}{\partial y} \qquad u = \frac{1}{2\eta} \frac{\partial p}{\partial x} y(y-h) + U \frac{(h-y)}{h}$$

$$\rightarrow \tau_{xy} = \frac{1}{2} \frac{\partial p}{\partial x} (2y-h) - \frac{\eta U}{h}$$

$$\frac{F}{L} \underset{\substack{y=0 \\ \text{ou} \\ y=h}}{=} \int_0^b \tau_{xy} dx$$

$$\frac{F}{L} = \int_0^c \tau_{xy} dx + \int_c^b \tau_{xy} dx$$

$$\frac{F}{L} = \int_0^c \left[ \frac{1}{2} \frac{\partial p}{\partial x} (2y-h) - U \frac{\eta}{h} \right] dx + \int_c^b \left[ \frac{1}{2} \frac{\partial p}{\partial x} (2y-h) - U \frac{\eta}{h} \right] dx$$

$$\frac{F}{L} = \int_0^c \left[ \frac{1}{2} \frac{P_c}{c} (2y-h_e) - U \frac{\eta}{h_e} \right] dx + \int_c^b \left[ \frac{1}{2} \frac{P_c}{(c-b)} (2y-h_s) - U \frac{\eta}{h_s} \right] dx$$

$$\frac{F}{L} = \left[ \frac{1}{2} \frac{p_c}{c} (2y - h_e) - U \frac{\eta}{h_e} \right] \int_0^c dx + \left[ \frac{1}{2} \frac{p_c}{(c-b)} (2y - h_s) - U \frac{\eta}{h_s} \right] \int_c^b dx$$

$$\frac{F}{L} = \left[ \frac{1}{2} \frac{p_c}{c} (2y - h_e) - U \frac{\eta}{h_e} \right] c + \left[ \frac{1}{2} \frac{p_c}{(c-b)} (2y - h_s) - U \frac{\eta}{h_s} \right] (b - c)$$

sur la face inférieure (y = 0):

$$\frac{F_{y=0}}{L} = -\frac{p_c}{2} (h_e - h_s) - \eta U \left[ \frac{c}{h_e} + \frac{(b-c)}{h_s} \right]$$

sur la face supérieure (y = h):

$$\frac{F_{y=h}}{L} = \frac{p_c}{2} (h_e - h_s) - \eta U \left[ \frac{c}{h_e} + \frac{(b-c)}{h_s} \right]$$

**Déterminer**  $\frac{F_{y=0}}{L} - \frac{F_{y=h}}{L}$ , **justifier.**

$$\frac{F_{y=0}}{L} - \frac{F_{y=h}}{L} = -p_c (h_e - h_s)$$

Actions des parois sur le fluide :

en y = 0                    selon x : -F<sub>y=0</sub>  
                                       selon y : W

en y = h                    selon x : F<sub>y=h</sub>  
                                       selon y : -W

sur la paroi verticale       selon x : action de la pression  
                                       selon y : 0

bilan                         selon x : -F<sub>y=0</sub> + F<sub>y=h</sub> - p<sub>c</sub>(h<sub>e</sub>-h<sub>s</sub>) = 0  
                                       selon y : W - W = 0

