TD-ORAUX 4

## 1 Le grand dauphin

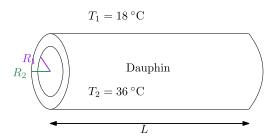


FIGURE 1 – Système étudiée : dauphin

On peut supposer que le dauphin ne se déplace pas, et donc l'entièreté de son apport énergétique est consacré à réguler sa température. D'où, le flux est donc de

$$\Phi = 150 \times 100 \times 4{,}18 \times 10^3 \text{ J/24 h}.$$

Ainsi, après application numérique, on trouve  $\Phi = 7.3 \times 10^3$  J/s. Dans l'ARQS, on a donc

$$\Phi = \text{cte} = j_Q \cdot S = -\lambda_g \frac{dT}{dr} \cdot 2\pi r L,$$

d'après la loi de FOURIER. D'où, par intégration, on a donc

$$\Phi \cdot \int_{R_*}^{R_2} \frac{\mathrm{d}r}{r} = -\lambda_{\mathrm{g}} \cdot 2\pi L \int_{T_*}^{T_2} \mathrm{d}T$$

ce qui donne ainsi

$$\Phi \cdot \ln \left( \frac{R_2}{R_1} \right) = -\lambda_{\mathrm{g}} \cdot 2\pi L \cdot (T_2 - T_1).$$

On en déduit que  $R_2/R_1=\exp(\lambda_{\rm g}\cdot 2\pi L\cdot (T_2-T_1)/\varPhi)$ . Après application numérique, on trouve que  $R_2/R_1\simeq 1,1$  avec  $T_2\simeq 18$  °C. On en déduit que  $e=R_2-R_1=2$  cm.

## 2 Congélateur

1. D'après le théorème de CARNOT, on a

$$e_{\text{Carnot}} = \frac{T_{\text{F}}}{T_{\text{C}} - T_{\text{F}}}.$$

En effet, d'après le premier principe appliqué à la machine thermique « congélateur », on a

$$\Delta U = 0 = W + Q \text{ d'où } W = -Q_{\rm C} - Q_{\rm F}.$$

Ainsi, l'efficacité est donc

$$e_{\mathrm{Carnot}} = \frac{Q_{\mathrm{F}}}{W} = \frac{Q_{\mathrm{F}}}{-Q_{\mathrm{C}} - Q_{\mathrm{F}}} = \frac{-1}{\frac{Q_{\mathrm{C}}}{Q_{\mathrm{E}}} - 1}.$$

Et, d'après l'inégalité de Clausius, on a

$$\frac{Q_{\rm C}}{T_{\rm C}} + \frac{Q_{\rm F}}{T_{\rm F}} \leqslant 0 \text{ d'où } \frac{Q_{\rm C}}{Q_{\rm F}} \leqslant -\frac{T_{\rm C}}{T_{\rm F}},$$

on en conclut que

$$e \leqslant \frac{1}{\frac{T_{\rm C}}{T_{\rm F}} - 1}.$$

<u>AN.</u>  $e_{\text{Carnot}} = 6.7$ , d'où e = 3.4.

2. On sait que  $\Delta T = R_{\rm th} \cdot \Phi$ . On pose  $\alpha = 8/60$  (c'est le « ratio de fonctionnement »), et donc  $\Phi = \alpha Pe$ . On a donc

$$R_{\rm th} = \frac{\Delta T}{\alpha Pe}$$

où  $\Delta T = T_{\rm C} - T_{\rm F}$ .

 $\underline{AN}$   $R_{\rm th} = 0.53 \, {\rm K/W}$ .

3. On place, en parallèle, les résistances thermiques de chacune des parois. On suppose l'épaisseur  $\varepsilon$  identique sur chacune des faces du congélateur. Chaque paroi i a une résistance  $R_{\mathrm{th},i} = \varepsilon/\lambda S_i$ . Et, ces resistances étant en parallèle, on a donc

$$R_{\mathrm{th,tot}} = \left(\sum_{i=1}^{6} \frac{1}{R_{\mathrm{th},i}}\right)^{-1} = \frac{\Delta T}{\alpha P e}.$$

D'où,

$$R_{\rm tot} = \frac{\varepsilon}{2\lambda(L \cdot H + H \cdot P + L \cdot P)}.$$

AN.  $R_{\text{tot}} = 40 \text{ cm}$ . C'est beaucoup trop!