

CORRECTION DU DEVOIR MAISON N°4

PROBLÈME N°1

1.1

$$\operatorname{div} \vec{E} = \frac{\rho}{\varepsilon_0} \quad \text{et} \quad \operatorname{rot} \vec{E} = \vec{0}$$

Or,

$$\vec{E} = -\overrightarrow{\operatorname{grad}} V \quad \text{d'où} \quad \Delta V = -\frac{\rho}{\varepsilon_0}$$

C'est l'équation de Poisson.

Dans l'isolant, $\rho = 0$ donc $\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial V}{\partial r} \right) = 0$.

Il vient $r \frac{\partial V}{\partial r} = C$ puis $V = C \ln r + D$.

En $r = r_1$, $V = C \ln r_1 + D = U$

En $r = r_2$, $V = C \ln r_2 + D = 0$

d'où

$$C = \frac{U}{\ln \left(\frac{r_1}{r_2} \right)} \quad \text{et} \quad D = -\frac{U \ln r_2}{\ln \left(\frac{r_1}{r_2} \right)}$$

soit

$$V(r) = \frac{U \ln \left(\frac{r}{r_2} \right)}{\ln \left(\frac{r_1}{r_2} \right)}$$

1.2

$$\vec{E} = -\overrightarrow{\operatorname{grad}} V = -\frac{U}{\ln \left(\frac{r_1}{r_2} \right)} \frac{1}{r} \vec{e}_r$$

Les relations de passage exprimant la discontinuité de \vec{E} à travers une interface chargée surfaciquement s'écrivent :

A l'interface âme/isolant en r_1 ,

$$\vec{E}_{N1} = 0 \quad \text{et} \quad \vec{E}_{N2} = -\frac{U}{\ln \left(\frac{r_1}{r_2} \right)} \frac{1}{r_1} \vec{e}_r = \frac{\sigma_1}{\varepsilon_0} \vec{e}_r$$

d'où

$$\sigma_1 = \frac{U}{\ln \left(\frac{r_2}{r_1} \right)} \frac{\varepsilon_0}{r_1}$$

A l'interface isolant/gaine en r_2

$$\vec{E}_{N2} = 0 \quad \text{et} \quad \vec{E}_{N1} = -\frac{U}{\ln \left(\frac{r_1}{r_2} \right)} \frac{1}{r_2} \vec{e}_r = -\frac{\sigma_2}{\varepsilon_0} \vec{e}_r$$

d'où

$$\sigma_2 = \frac{-U}{\ln\left(\frac{r_2}{r_1}\right)} \frac{\varepsilon_0}{r_2}$$

La surface de l'âme est $S=2\pi r_1 \ell$ et la charge présente sur l'âme est donc :

$$Q_1 = 2\pi r_1 \ell \sigma_1 = \frac{U \varepsilon_0 2\pi \ell}{\ln\left(\frac{r_2}{r_1}\right)}$$

De même la surface de la gaine est $2\pi r_2 \ell$ et la charge présente sur la gaine est :

$$Q_2 = 2\pi r_2 \ell \sigma_2 = \frac{-U \varepsilon_0 2\pi \ell}{\ln\left(\frac{r_2}{r_1}\right)}$$

On constate que ces charges sont opposées et que le câble est bien électriquement neutre.

1.3 La capacité du câble est :

$$C = \frac{Q}{U} = \frac{2\pi \varepsilon_0 \ell}{\ln\left(\frac{r_2}{r_1}\right)}$$

1.4 L'énergie volumique du champ électrique est :

$$u_E = \frac{1}{2} \varepsilon_0 E^2$$

$$W_E = \iiint \frac{1}{2} \varepsilon_0 E^2 d\tau$$

On intègre dans l'espace où E est non nul, c'est à dire dans l'isolant.

$$W_E = \int_{r=r_1}^{r=r_2} \int_{\theta=0}^{\theta=2\pi} \int_{z=0}^{z=\ell} \frac{1}{2} \varepsilon_0 E^2(r) dr r d\theta dz$$

$$W_E = \int_{r=r_1}^{r=r_2} \frac{U^2}{\ln\left(\frac{r_1}{r_2}\right)^2} \frac{\varepsilon_0}{2r} dr \ell 2\pi$$

d'où

$$W_E = \frac{\pi \ell \varepsilon_0 U^2}{\ln\left(\frac{r_2}{r_1}\right)}$$

et

$$C = \frac{\varepsilon_0 2\pi \ell}{\ln\left(\frac{r_2}{r_1}\right)}$$

2.1 Tout plan contenant l'axe Oz est plan de symétrie. \vec{B} est perpendiculaire à ces plans et est donc selon \vec{e}_θ . L'invariance par rotation selon Oz et par translation selon \vec{e}_z (le câble est infiniment long) impliquent que \vec{B} ne dépend ni de z ni de θ .

Finalement,

$$\vec{B} = B(r) \vec{e}_\theta$$

Les lignes de champ sont des cercles centrées sur l'axe Oz .

2.2 Dans l'isolant, on a toujours $\vec{B} = \frac{\mu_0 I}{2\pi r} \vec{e}_\theta$. Le champ est nul dans la gaine et le champ est donc discontinu en r_2 .

2.3

$$e_B = \frac{B^2}{2\mu_0}$$

On intègre de la même façon qu'en 1.5 et

$$W_B = \int_{r=r_1}^{r=r_2} \frac{\ell \mu_0 I^2}{4\pi} \frac{dr}{r}$$

d'où

$$W_B = \frac{\ell \mu_0 I^2}{4\pi} \ln\left(\frac{r_2}{r_1}\right) = \frac{1}{2} L I^2$$

On trouve alors

$$L = \frac{\mu_0 \ell \ln\left(\frac{r_2}{r_1}\right)}{2\pi}$$

3.1 C'est une question de cours.

3.2

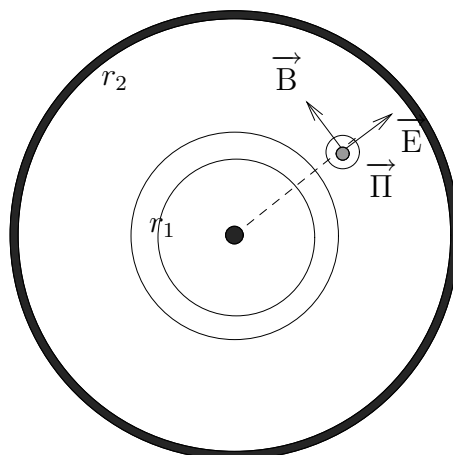
$$\vec{\Pi} = \frac{\vec{E} \wedge \vec{B}}{\mu_0} = -\frac{U}{\ln\left(\frac{r_1}{r_2}\right)} \frac{1}{r} \frac{\mu_0 I}{2\pi r} \vec{e}_r \wedge \vec{e}_\theta$$

soit

$$\vec{\Pi} = \frac{UI}{2\pi r^2 \ln\left(\frac{r_2}{r_1}\right)} \vec{e}_z$$

3.3

Nous avons la situation suivante :



Il faut calculer le flux de $\vec{\Pi}$ à travers une section du câble. On calcule le flux à travers une couronne d'épaisseur dr et de surface $2\pi r dr$ puis on intègre de r_1 à r_2 :

$$d\varphi = 2\pi r dr \|\vec{\Pi}\|$$

$$\iint \vec{\Pi} \cdot d\vec{S} = \int_{r_1}^{r_2} 2\pi r \frac{UI}{2\pi r^2 \ln\left(\frac{r_2}{r_1}\right)} dr$$

d'où

$$\boxed{\iint \vec{\Pi} \cdot d\vec{S} = UI}$$

Le champ électromagnétique transporte la puissance UI : c'est la puissance électrocinétique du câble.

PROBLÈME N°2 : THERMODYNAMIQUE

1 On utilise la définition pour un gaz parfait $c_p = \frac{\Delta h}{\Delta T}$ et on se place à basse pression où les isothermes sont presque des isenthalpes. On mesure alors que pour Δh valant 20 kJ/kg, $\Delta T \approx 25^\circ\text{C}$. On a donc $c_p \approx 0,8 = kJ.kg^{-1}.K^{-1}$.

Pour un gaz parfait on a $\frac{\gamma}{\gamma - 1} \frac{R}{M} = 0,79 kJ.kg^{-1}.K^{-1}$

2 C'est du cours !

3-4-5 Il faut bien lire le texte et placer sur le diagramme les différents états. Cette étape est cruciale.

- le point (1) est l'intersection de l'isobare à 3,5 bar et de la courbe de rosée. On constate que $h_1 = 400 kJ/kg$. La température est $\theta_1 = 5^\circ\text{C}$.
On a aussi $s_1 = 1,72 J.K^{-1}.kg^{-1}$.
- le point (2) est toujours sur cette isobare mais pour $h_2 = 420 kJ/kg$. On a $\theta_2 = 25^\circ\text{C}$.
On détermine $s_2 = 1,78 J.K^{-1}.kg^{-1}$.
- Pour trouver le point (3), il faut poursuivre l'isentropique (juste avant $s = 1,80 kJ/kgK$) et trouver l'intersection avec l'isobare à 10 bars. On trouve $\theta_3 = 65^\circ\text{C}$ (et $h_3 = 445 kJ/kg$).
On a aussi $s_3 = s_2 = 1,78 J.K^{-1}.kg^{-1}$.
- pour le point (4), il s'agit de l'intersection de cette isobare avec la courbe d'ébullition, $\theta_4 = 40^\circ\text{C}$.
Il vient $s_4 = 1,19 J.K^{-1}.kg^{-1}$.
- l'état (5) est sur cette isobare mais il faut déterminer (6) avant : c'est l'intersection de l'isobare 3,5 bar et l'isotitre $x = 0,2$. On trouve ensuite (5) qui a la même enthalpie massique. On a alors $\theta_5 = 35^\circ\text{C}$.
On trouve $s_5 = 1,17 J.K^{-1}.kg^{-1}$.
 $\theta_6 = \theta_1 = 5^\circ\text{C}$. On a aussi $s_6 = 1,17 J.K^{-1}.kg^{-1}$.

4.a On a simplement $w_u = h_3 - h_2 = 25 kJ/kg$

4.b On a alors $P_1 = \frac{\delta W}{dt} = \frac{dm w_u}{dt} = D_m w_u = 3.25 kW$

5 Le gaz est refroidit à pression constante puis est liquéfié jusqu'en (4). Le liquide est alors refroidit jusqu'en (5).

$$q_C = h_4 - h_3 = 255 - 445 = -190 kJ/kg$$

Le fluide reçoit un transfert thermique négatif de la source chaude : il réchauffe l'extérieur (comme un frigo réchauffe la cuisine).

6 On a aussi

$$q_F = h_1 - h_6 = 400 - 245 = 155 kJ/kg$$

Ce transfert thermique est positif : le fluide prélève de la chaleur à la source froide (l'habitable) ce qui le refroidit.

7 On a $P_2 = q_F D_m = 20,1 kW$

8 L'efficacité de la machine frigorifique est

$$\eta = \frac{q_F}{w_u} = 6,2$$

PROBLÈME N°3 : MINES PSI 2015

1 Pour un gaz parfait diatomique, on a à T ambiante (il faut le supposer!) $c_v = 5 \times \frac{R}{2}$ et, d'après la relation de Mayer, $c_p = c_v + R = 7 \times \frac{R}{2}$, soit $\gamma = \frac{7}{5} = 1,4$. Pour une compression adiabatique réversible donc isentropique, on a la relation de Laplace $P^{1-\gamma} T^\gamma = C^{te}$, ce qui donne entre l'entrée et la sortie d'un compresseur $\left(\frac{p_{\text{sortie}}}{p_{\text{entrée}}}\right)^{1-\gamma} \left(\frac{T_{\text{sortie}}}{T_{\text{entrée}}}\right)^\gamma = 1$, soit $T_{\text{sortie}} = T_E r^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} < T_{\text{max}}$ et $r_{\text{max}} = \left(\frac{T_{\text{max}}}{T_E}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} = \left(\frac{p_A}{p_E}\right)^{1/N_{\text{min}}}$. En prenant le logarithme,

$$N_{\text{min}} = \frac{\gamma-1}{\gamma} \frac{\ln(p_A/p_E)}{\ln(T_{\text{max}}/T_E)}$$

A.N. $N_{\text{min}} = 4,57$. On prendra donc cinq étages et $r = 100^{1/5} = 2,51$ et $T_{\text{sortie}} = 390\text{K}$.

2 Par contre, pour une même contrainte en température, il faut diminuer r et donc augmenter N . Le terme $TdS > 0$ de $dH = TdS + VdP$ va en effet conduire à une augmentation plus importante de l'enthalpie et donc de la température.

3 Si on suppose le réfrigérant globalement adiabatique (il n'y a pas de travail), on a d'après le premier principe $D_{\text{eau}} c_e (T'_{\text{sortie}} - T_e) + D \frac{7R}{2M} (T_E - T_{\text{sortie}}) = 0$, soit

$$\frac{D_{\text{eau}}}{D} \Big|_{\text{min}} = \frac{7R}{2M c_e} \frac{T_{\text{sortie}} - T_E}{(T'_{\text{max}} - T_e)}$$

A.N. $\frac{D_{\text{eau}}}{D} \Big|_{\text{min}} = 0,32$

4 \mathcal{C}_1 est une isotherme. À basse pression, l'hypothèse gaz parfait se justifie et h n'est fonction que de la température, les isenthalpes se confondent avec les isothermes, on a donc une asymptote verticale à basse pression.

5 \mathcal{C}_2 est une isentrope. On a alors, dans la zone vapeur, $dh = vdp$, la pente de la courbe est bien positive.

6 La courbe \mathcal{C}_3 se décompose en courbe de rosée à droite (vapeur à droite et mélange liquide-vapeur à gauche) et courbe d'ébullition à gauche (liquide à gauche et mélange à droite). Le point O est le point critique.

7 \mathcal{C}_4 est la courbe isotitre. Le diazote en M est de titre 0,1 i.e. un mélange avec 10% de liquide et 90% de vapeur.

8 D'après la règle des moments

$$h_C = (1-x)h_{\text{vap}} + xh_{\text{liq}}$$

9 En D, on récupère la fraction vapeur du débit D soit $D' = (1-x)D$ et $D_m = xD$

10 Un bilan d'énergie sur l'échangeur adiabatique et sans partie mobile conduit à $D'(h_E - h_{\text{vap}}) + D(h_B - h_A) = 0$. Dans la vanne de détente, la transformation est isenthalpique (système ouvert, régime permanent, adiabatique, sans partie mobile) et donc $h_B = h_C = (1-x)h_{\text{vap}} + xh_{\text{liq}}$. Soit $(1-x)h_E - h_A + xh_{\text{liq}} = 0$ ou

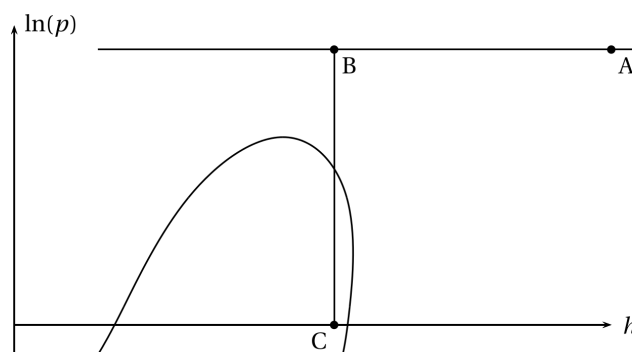
$$x = \frac{h_E - h_A}{h_E - h_{\text{liq}}}$$

11 On lit sur le diagramme enthalpique $h_E = 525 \text{ kJ.kg}^{-1}$ (isotherme 27°C , isobare 1 bar), $h_A = 500 \text{ kJ.kg}^{-1}$ (isotherme 27°C , isobare 100bar) ;

$$h_{\text{vap}} = 280 \text{ kJ.kg}^{-1} \quad h_{\text{liq}} = 85 \text{ kJ.kg}^{-1} \quad x = 0,057$$

Pour un gaz parfait h ne dépend que de la température $h_A = h_E$ et donc $x = 0$, on n'a pas de liquide !

12



B est à l'intersection de l'isobare passant par A et de l'isenthalpe passant par C. Au point B, l'azote est sous forme de gaz à la température de -115°C .

13 Pour un compresseur adiabatique $w_i = \Delta h = c_p \Delta T$. La puissance correspondante est donc

$$P = NDc_p (T_{\text{sortie}} - T_E)$$

avec $c_p = \frac{7R}{2M}$, capacité thermique massique et $D = \frac{D_m}{x}$.

Application numérique :

$$P = 248 \text{ kW}$$

Le débit de 1L/h correspond à $\frac{0,81}{3600} = 0,23\text{g.s}^{-1}$ qui, par une règle de trois, donne $1,9\text{kW}$. L'ordre de grandeur est tout à fait respecté.