

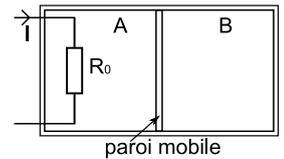


Capacités exigibles :

- Définir un système fermé et établir pour ce système un bilan énergétique faisant intervenir travail et transfert thermique ✕.
- Exploiter l'extensivité de l'énergie interne ✕.
- Calculer le transfert thermique sur un chemin donné connaissant le travail  $W$  et la variation de l'énergie interne  $Q$  □.
- Exprimer le premier principe sous forme de bilan d'enthalpie dans le cas d'une transformation monobare avec équilibre mécanique dans l'état initial et l'état final ●.
- Exploiter l'extensivité de l'enthalpie et réaliser des bilans énergétiques en prenant en compte des transitions de phase ✕.

### Exercice 1 Récipient muni d'une paroi mobile\*\*\* ✕✕□

Un récipient à parois rigides et calorifugées contient deux gaz parfaits diatomiques séparés par une paroi intérieure mobile sans frottement et calorifugée. Initialement, les gaz sont dans le même état caractérisé par les paramètres  $P_1 = 1,00 \times 10^5 \text{ Pa}$ ,  $V_1 = 1,00 \text{ L}$  et  $T_1 = 300 \text{ K}$ . Un générateur fournit de l'énergie au gaz  $A$  par l'intermédiaire d'une résistance  $R_0 = 10 \Omega$ , de capacité thermique négligeable, parcourue par un courant continu  $I = 1,0 \text{ A}$ , pendant une durée  $\tau$  au bout de laquelle le volume du gaz  $A$  atteint la valeur  $V_A = 1,10 \text{ L}$ . L'évolution est supposée quasistatique. *Données* :  $R = 8,31 \text{ J.K}^{-1}.\text{mol}^{-1}$  et  $\gamma = 1,40$ .



1. Calculer la pression finale  $P_2$  dans les deux compartiments.
2. Calculer la température finale  $T_B$  du gaz dans le compartiment  $B$ .
3. Calculer la température finale  $T_A$  du gaz dans le compartiment  $A$ .
4. Calculer le transfert thermique  $Q_A$  reçu par le gaz en  $A$ . En déduire  $\tau$ .
5. Calculer le travail  $W_B$  reçu par le gaz en  $B$ .

### Exercice 2 Détente d'hélium ✕✕□

Une enceinte cylindrique fermée par un piston, mobile sans frottement, contient  $500 \text{ g}$  d'hélium gazeux, monoatomique, de masse molaire  $M = 4 \text{ g.mol}^{-1}$ . Dans l'état (1) initial, le volume de l'enceinte est  $V_1 = 100 \text{ L}$  et le gaz, supposé parfait, est à la température  $T_1 = 600 \text{ K}$ . On rappelle que l'énergie interne de  $n$  moles de gaz parfait monoatomique à la température  $T$  s'écrit  $U = \frac{3}{2}nRT$ , où  $R$  désigne la constante des gaz parfait. *Donnée* :  $R = 8,31 \text{ J.K}^{-1}.\text{mol}^{-1}$ .

1. Calculer la capacité thermique massique à volume constant  $c_V$  de l'hélium.
2. Par déplacement du piston, le gaz subit une détente isotherme, supposée réversible, qui le conduit de l'état (2) caractérisé par un volume  $V_2 = 250 \text{ L}$ . Calculer la pression  $P_2$  du gaz dans l'état (2).
3. Quel est le travail  $W_{1 \rightarrow 2}$  reçu par le gaz au cours de cette évolution isotherme ?
4. On envisage une nouvelle évolution réversible, constituée d'une détente adiabatique entre l'état (1) et un état intermédiaire (3) de volume  $V_3 = V_2$ , suivie d'un chauffage isochore entre l'état (3) et l'état final (2), défini précédemment. Déterminer la température  $T_3$ , de l'état intermédiaire.
5. Calculer le travail  $W_{(1) \rightarrow (3) \rightarrow (2)}$ .

### Exercice 3 Échauffement d'un liquide ✕✕□●

Soit la transformation de  $m = 1 \text{ kg}$  d'eau liquide de l'état initial ( $T_0 = 373 \text{ K}$ ,  $P_0 = 1,00 \text{ bar}$ ) à l'état final ( $T_f = 485 \text{ K}$ ,  $P_f = 20,0 \text{ bar}$ ). Les tables nous donnent pour le volume massique de l'eau ( $v_0(T_0) = 1,04 \cdot 10^{-3} \text{ m}^3.\text{kg}^{-1}$  et  $v_f(T_f) = 1,18 \cdot 10^{-3} \text{ m}^3.\text{kg}^{-1}$ ) et pour la capacité thermique massique de l'eau liquide supposée constante entre  $T_0$  et  $T_f$  :  $c = 4,18 \cdot 10^3 \text{ J.K}^{-1}.\text{kg}^{-1}$ .

1. Calculer la variation du produit  $PV$  entre l'état initial et l'état final.
2. Calculer la variation d'énergie interne  $\Delta U$ . Quelle erreur relative commet-on en confondant  $\Delta U$  et  $\Delta H$  ?

### Exercice 4 Oscillations d'un piston dans un cylindre ✕✕□

Un piston de masse  $M_0$  peut coulisser sans frottement dans un cylindre de section  $S$  placé dans l'air à la pression  $P_0$ . Les parois du récipient et le piston sont athermanes (non conducteur de chaleur). Le cylindre contient de l'air assimilable à un gaz parfait, à la température  $T_0$  ; à l'équilibre, le piston se trouve à une distance  $h$  du fond du récipient. On supposera que la transformation est adiabatique et quasi-statique.

1. Calculer à l'équilibre la pression  $P_1$  de l'air à l'intérieur du réservoir.
2. On pose sur le piston une masse  $m \ll M_0$ . Déterminer le mouvement du piston. Le piston s'arrêtera-t-il. On introduira le rapport  $\gamma$  des capacités thermiques à pression constante et à volume constant de l'air.

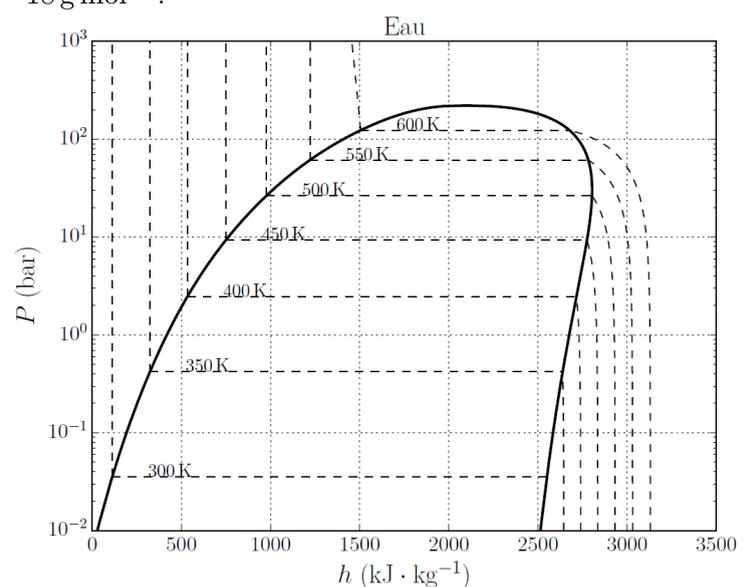
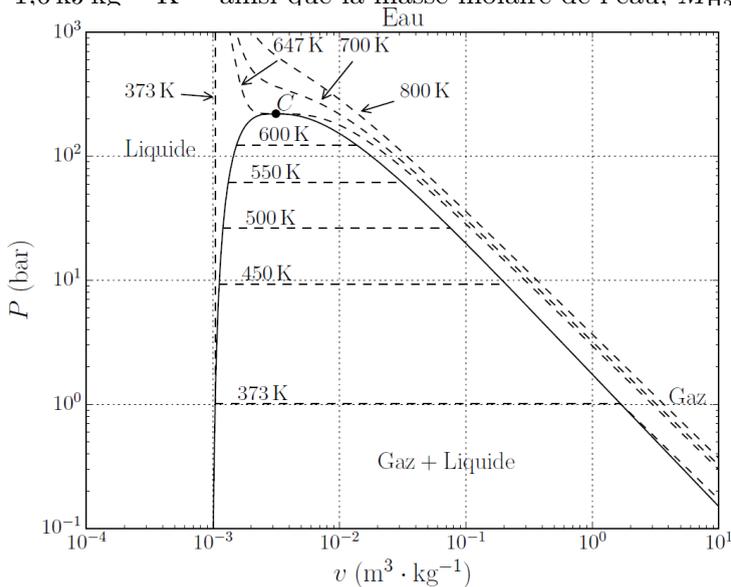
## Exercice 5 Calorimétrie ☒☒☒☒

On dispose d'un calorimètre, parfaitement isolé, rempli d'un mélange eau-glace en équilibre thermique (à  $T_f = 0^\circ\text{C}$ ). Le calorimètre comporte un thermomètre, un agitateur et une résistance chauffante immergés dans le mélange eau-glace. La capacité calorifique totale du calorimètre avec ses accessoires est  $\mu \cdot J$ ; ici  $\mu$  est sa valeur en eau et  $J$  la capacité thermique massique de l'eau. A l'instant initial  $t_0$ , la masse de glace est  $m_g$  et la masse totale (eau + glace) est  $M$ . La résistance chauffante est alors alimentée avec une puissance constante  $P$ . Le thermomètre indique une température constante jusqu'à l'instant  $t_1$  qui correspond à la fin de la fusion de la glace. Ensuite la température augmentant jusqu'à la température d'ébullition de l'eau ( $T_{eb} = 100^\circ\text{C}$ ) qui se produit à l'instant  $t_2$ .

1. Soit  $L_F$  l'enthalpie massique (chaleur latente massique) de fusion de la glace. On admettra que pour l'eau, les capacités thermiques massiques, entre 0 et  $100^\circ\text{C}$ , restent constantes :  $C_p = C_v = J$ . En déduire  $L_F$  en fonction de  $J$ ,  $M$ ,  $\mu$ ,  $m_g$  et des instants  $t_0$ ,  $t_1$ ,  $t_2$ ,  $T_f$  et  $T_{eb}$ .
2. Une fois la température d'ébullition atteinte (à l'instant  $t_2$ ), la puissance de chauffage restant constante (toujours égale à  $P$ ), l'ensemble du dispositif ayant été placé sur une balance, on suit l'évolution de la masse du calorimètre avec son contenu et ses accessoires jusqu'à ce que la masse totale soit réduite de  $\frac{M}{2}$ ; on appelle  $t_3$  l'instant correspondant à cette perte de masse. Soit  $L_V$  l'enthalpie massique (chaleur latente massique) de vaporisation de l'eau, exprimer  $L_V$  en fonction de  $J$ ,  $M$ ,  $\mu$ ,  $t_1$ ,  $t_2$ ,  $t_3$ ,  $T_f$  et  $T_{eb}$ .
3. Application numérique :  $\frac{M}{m_g} = 10$ ;  $m_g = 100 \text{ g}$ ;  $\mu = 200 \text{ g}$ ;  $t_1 - t_0 = 2,0 \text{ minutes}$ ;  $t_2 - t_1 = 30 \text{ minutes}$ ;  $t_3 - t_2 = 67.5 \text{ minutes}$ . On donne  $J = 4180 \text{ J.kg}^{-1}.\text{K}^{-1}$ . Donner les valeurs de  $L_F$  et  $L_V$ , et la valeur de  $P$ .

## Exercice 6 Compressions variées ☒☒☒☒

1,0 kg de vapeur d'eau (supposée être un gaz parfait) est initialement à la température  $T_I = 373 \text{ K}$  et occupe le volume  $V_I = 2,0 \text{ m}^3$  (état  $I$ ). On comprime très lentement cette vapeur de façon isotherme pour l'amener dans l'état  $K$  caractérisé par une pression  $P_K = 1,0 \text{ bar}$  et un volume occupé  $V_K = 1,0 \times 10^{-1} \text{ m}^3$ . On donne la constante des gaz parfaits,  $R = 8,31 \text{ J.K}^{-1} \text{ mol}^{-1}$ , la capacité thermique massique à volume constante de l'eau vapeur,  $c_v = 1.6 \text{ kJ.kg}^{-1} \text{ K}^{-1}$  ainsi que la masse molaire de l'eau,  $M_{\text{H}_2\text{O}} = 18 \text{ g mol}^{-1}$ .



1. Placer les points représentatifs des états  $I$  et  $K$  sur le diagramme  $(P, v)$  et tracer le trajet suivi par l'eau entre  $I$  et  $K$ . Caractériser entièrement l'état  $K$ .
2. Placer les points  $I$  et  $K$  sur le diagramme  $(P, h)$ .
3. Calculer le travail reçu par l'eau au cours de la transformation  $IK$ .
4. Déterminer la variation d'énergie interne entre  $I$  et  $K$  (on pourra utiliser les données du diagramme  $(P, h)$ ). En déduire le transfert thermique reçu par l'eau entre  $I$  et  $K$ .
5. On réalise alors une compression isochore amenant le système à  $450 \text{ K}$  (état  $F$ ). Placer le point représentatif de  $F$  sur le diagramme  $(P, v)$  et le caractériser entièrement. Le placer ensuite sur le diagramme  $(P, h)$  et en déduire la variation d'enthalpie entre  $K$  et  $F$ .
6. Calculer le travail des forces de pression reçu par l'eau au cours de la transformation  $KF$ .
7. Déterminer la variation d'énergie interne entre  $K$  et  $F$ . En déduire le transfert thermique reçu par l'eau entre  $K$  et  $F$ .

## Solutions des exercices

<sup>1</sup>Réponses : 1)  $P_2 = 1,16 \cdot 10^5 \text{ Pa}$ ; 2)  $T_B = 313 \text{ K}$ ; 3)  $T_A = 383 \text{ K}$ ; 4)  $Q_A = 80 \text{ J}$ ,  $\tau = 8 \text{ s}$ ;  $W_B = 11 \text{ J}$

<sup>2</sup>Réponses : 1)  $c_V = 3,12 \cdot 10^3 \text{ J.kg}^{-1} \cdot \text{K}^{-1}$ ;  $P_2 = 2,49 \cdot 10^6 \text{ Pa}$ ; 3)  $W_{1 \rightarrow 2} = -571 \text{ kJ}$ ; 4)  $T_3 = 326 \text{ K}$ ; 5)  $W_{(1) \rightarrow (3) \rightarrow (2)} = -427 \text{ kJ}$

<sup>3</sup>Réponses : 1)  $\Delta(PV) = 2,26 \text{ kJ}$ ; 2)  $Q = 468 \text{ kJ}$ ,  $< 0,5\%$

<sup>4</sup>Réponses : 1)  $P_1 = P_0 + \frac{M_0 g}{S}$ ; 2)  $x = -\frac{hmg}{\gamma P_1 S} (1 - \cos \omega t)$ ,  $\omega = \sqrt{\frac{\gamma P_1 S}{h(M_0 + m)}}$

<sup>6</sup>Réponses : 1)  $L_F = \frac{(\mu + M)J(T_{eb} - T_f)(t_1 - t_0)}{m_g(t_2 - t_1)}$ ; 2)  $L_V = \frac{2(\mu + M)J(T_{eb} - T_f)(t_3 - t_2)}{M(t_2 - t_1)}$ ; 3)  $L_F = 334 \text{ kJ.kg}^{-1}$ ;  $L_V = 2257 \text{ kJ.kg}^{-1}$ ;  $P = 279 \text{ W}$