

## Autour du premier principe

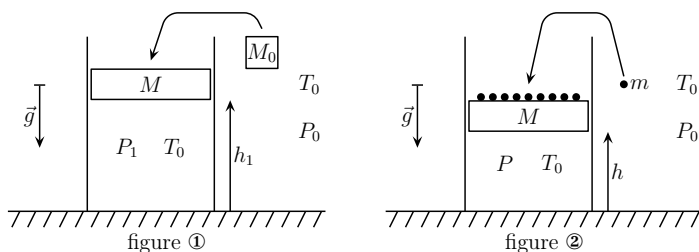
### Exercice 1 CALORIMÈTRE

- Un calorimètre contient 95,0 g d'eau à 20,0 °C. On ajoute 71,0 g d'eau à 50,0 °C. Quelle serait la température d'équilibre si on pouvait négliger la capacité thermique du vase et de ses accessoires ?
- La température d'équilibre observée est 31,3 °C. En déduire la « valeur en eau » du vase et des accessoires, c'est-à-dire la masse d'eau à laquelle le vase et les accessoires sont équivalents du point de vue thermique.
- Le même calorimètre contient maintenant 100 g d'eau à 15,0 °C. On y plonge un échantillon métallique pesant 25,0 g sortant d'une étuve à 95,0 °C. La température d'équilibre étant 16,7 °C, calculer la capacité thermique massique du métal.

Donnée : pour l'eau  $c_e = 4,18 \text{ J.g}^{-1}.\text{K}^{-1}$ .

### Exercice 2 CYLINDRE ET PISTON

De l'air, à la température  $T_0$ , est contenu dans un cylindre aux parois diathermanes, fermé par un piston également diathermane, de section  $S$  et de masse  $M$ . L'ensemble est placé dans l'air à la pression  $P_0$ . À l'équilibre, le piston se trouve à la distance  $h_1$  du fond du récipient. L'air du cylindre subit une transformation monotherme, car il n'est en contact thermique qu'avec l'atmosphère dont la température  $T_0$  est supposée constante. Dans l'état initial, l'air enfermé dans le cylindre est dans l'état  $(P_1, T_0, h_1)$ .

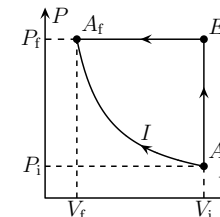


- On pose sur le piston la masse  $M_0$  (cf. schéma ①). Après un certain temps, l'air du récipient se retrouve à la température  $T_0$  et le piston se stabilise à la hauteur  $h_2$ . Calculer le travail  $W_T$  reçu par l'air intérieur ainsi que l'état final  $(P_2, T_0, h_2)$ . Faire l'application numérique.
- On pose successivement sur le piston des masses  $m \ll M_0$  en attendant à chaque fois que la température de l'air intérieur se stabilise (à la valeur  $T_0$ ) et que le piston s'immobilise; on répète l'opération jusqu'à ce que la surcharge totale soit égale à  $M_0$  (cf. figure ②). Calculer le travail  $W_T'$  reçu ainsi que l'état final  $(P_2, T_0, h_2')$ . Faire l'application numérique. Commentaire.

Données :  $P_0 = 1,0 \cdot 10^5 \text{ Pa}$ ;  $g = 9,81 \text{ m.s}^{-2}$ ;  $S = 0,10 \text{ m}^2$ ;  $M = M_0 = 100 \text{ kg}$ ;  $h_1 = 1,0 \text{ m}$ ;  $T_0 = 300 \text{ K}$ ;  $\gamma = 1,4$ .

### Exercice 3 DIFFÉRENTS CHEMINS

On comprime une mole de dioxygène, assimilé à un gaz parfait diatomique d'une température initiale  $T_i = 300 \text{ K}$  et d'une pression initiale  $P_i = 1,00 \text{ bar}$  jusqu'à une température finale  $T_f = T_i$  et une pression finale  $P_f = 5,00 \text{ bar}$ . La compression peut se produire de deux façons différentes : la première  $A_i I A_f$  est isotherme et la seconde suit le chemin  $A_i E A_f$ .



- Calculer le travail que le gaz reçoit au cours de l'évolution  $A_i I A_f$ . En déduire le transfert thermique reçu.
- Mêmes questions pour l'évolution  $A_i E A_f$ .

### Exercice 4 CYCLE DE LENOIR

Un des premiers moteurs à deux temps à combustion interne fonctionne de la manière suivante :

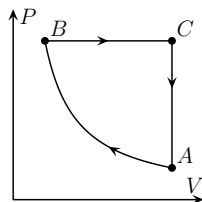
- l'air et le carburant sont admis dans le cylindre; à la fin de l'admission, l'air se trouve dans l'état  $A (P_1, V_1, T_1)$ ;
- la combustion du carburant (phase d'explosion) provoque une augmentation brutale de la pression à volume constant et fournit un transfert thermique  $Q_1$ ; à la fin de cette étape, les gaz résiduels sont dans l'état  $B (P_2, V_1, T_2)$ ;
- ils se détendent ensuite de manière adiabatique jusqu'à l'état  $C (P_1, V_2, T_3)$ , les paramètres étant en permanence connus (état d'équilibre thermodynamique interne);
- enfin les gaz s'échappent du cylindre à pression constante  $P_1$  et un nouveau cycle commence.

En négligeant la quantité de matière de carburant liquide, on assimilera l'air et les gaz brûlés à un gaz parfait dont le coefficient  $\gamma = \frac{c_p}{c_v}$  vaut  $\gamma = 1,4$ .

- Représenter, dans le diagramme de Watt, le cycle de transformation  $ABCA$  du gaz contenu dans le cylindre.
- Calculer le travail  $W$  reçu par  $n$  moles de gaz au cours d'un cycle en fonction de  $R$  (constante des gaz parfaits),  $\gamma$  et des températures  $T_1$ ,  $T_2$  et  $T_3$ .
- Le rendement  $r$  est défini par  $r = -\frac{W}{Q}$  où  $Q$  est le transfert thermique reçu lors de la combustion. Exprimer  $r$  d'abord en fonction de  $\gamma$ ,  $T_1$ ,  $T_2$  et  $T_3$  puis en fonction de  $\gamma$  et du rapport  $a = \frac{V_2}{V_1}$ .
- Calculer  $r$  pour  $a = 4$ .

### Exercice 5 CYCLE D'UN GAZ RÉEL

Une mole de gaz réel monoatomique contenue dans un cylindre décrit de manière quasi-statique et mécaniquement réversible le cycle  $ABCA$  représenté dans le diagramme de Watt par la figure ci-contre. L'évolution  $AB$  est isotherme à la température  $T_A = 301 \text{ K}$ ; au point  $A$  on donne  $V_A = 5,00 \text{ L}$  et au point  $B$ ,  $V_B = 0,500 \text{ L}$ . L'évolution  $BC$  est isobare à la pression  $P_B$ ; l'évolution  $CA$  est isochore.



Ce gaz est décrit par son équation d'état et l'expression de son énergie interne :

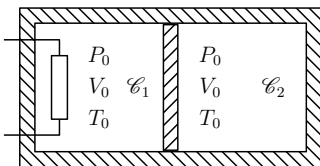
$$\left( P + \frac{n^2 a}{V^2} \right) V = n R T \quad \text{et} \quad U = \frac{3 n R T}{2} - \frac{a n^2}{V} \quad \text{avec} \quad a = 0,135 \text{ m}^6 \cdot \text{Pa} \cdot \text{mol}^{-2}$$

1. Calculer  $P_A, P_B, P_C$  et  $T_C$ .
2. Calculer le travail et le transfert thermique reçus par le gaz au cours de chacune des évolutions  $AB, BC$  et  $CA$ . Calculer leurs sommes et commenter.

Donnée :  $R = 8,314 \text{ J} \cdot \text{K}^{-1} \cdot \text{mol}^{-1}$ .

### Exercice 6 BILANS ÉNERGÉTIQUES

Un cylindre horizontal, clos, de volume invariable, est divisé en deux compartiments par un piston mobile sans frottement. Les parois du cylindre et le piston sont imperméables aux transferts thermiques. À l'état initial, les deux compartiments  $\mathcal{C}_1$  et  $\mathcal{C}_2$  contiennent un même volume  $V_0 = 2,0 \text{ L}$  d'un gaz parfait monoatomique à la pression  $P_0 = 1,0 \text{ bar}$  et à la température  $T_0 = 273 \text{ K}$ . Le rapport des capacités thermiques vaut  $\gamma = \frac{5}{3}$ .

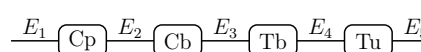


À l'intérieur du compartiment  $\mathcal{C}_1$ , une résistance élève la température de  $T_0$  à  $T_1$ .

1. Justifier que l'on puisse supposer que le gaz contenu dans le compartiment  $\mathcal{C}_2$  évolue de manière quasi-statique.
2. Déterminer les pressions, volumes et températures des compartiments  $\mathcal{C}_1$  et  $\mathcal{C}_2$  lorsque la pression du gaz contenu dans  $\mathcal{C}_1$  vaut  $P_1 = 3 P_0$ .
3. Calculer, pour chacun des deux compartiments, la variation d'énergie interne ainsi que le travail et le transfert thermique reçus.

### Exercice 7 TURBORÉACTEUR

Un turboréacteur destiné à la propulsion d'avion est schématisé sur la figure suivante : l'air est comprimé dans le compresseur calorifugé (Cp) où il évolue de l'état  $E_1$  à l'état  $E_2$  ; puis l'air traverse une chambre de combustion (Cb) où il subit un réchauffement isobare de l'état  $E_2$  à l'état  $E_3$  ; puis il se détend dans une turbine calorifugée (Tb) où il évolue de l'état  $E_3$  à l'état  $E_4$  ; enfin l'air traverse une tuyère (Ty), conduite de section variable où il acquiert une vitesse importante et évolue de l'état  $E_4$  à l'état  $E_5$ .



État	$E_1$	$E_2$	$E_3$	$E_4$	$E_5$
$P$ (bar)	1,0	5,0	5,0	2,5	1,0
$T$ (K)	288	$T_2 = ?$	1123	955	735

Les données concernant les différents états sont résumées dans le tableau ci-dessus.

L'installation fonctionne en régime stationnaire. On néglige l'énergie potentielle de pesanteur dans toute l'installation. On néglige l'énergie cinétique de l'air partout sauf dans l'état  $E_5$  à la sortie de la tuyère, où la vitesse de l'air vaut  $c_5$ . L'air est assimilé à un gaz parfait de capacité thermique massique à pression constante  $c_p = 1,0 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1} \cdot \text{K}^{-1}$  et de masse molaire  $M = 29 \text{ g} \cdot \text{mol}^{-1}$ . On rappelle que  $R = 8,314 \text{ J} \cdot \text{K}^{-1} \cdot \text{mol}^{-1}$ .

1. Soit  $\mathcal{S}$  le système ouvert constitué par le gaz contenu dans un étage quelconque du turboréacteur et  $\mathcal{S}^*$  le système fermé associé constitué à l'instant  $t$  par  $\mathcal{S}$  et par la masse  $dm_e$  d'air qui va rentrer dans l'étage entre les instants  $t$  et  $t + dt$  et constitué à l'instant  $t + dt$  par  $\mathcal{S}$  et par la masse  $dm_s$  qui est sortie de l'étage entre les instants  $t$  et  $t + dt$ .  
En appliquant le premier principe à  $\mathcal{S}^*$ , montrer que l'on a  $\Delta h + \frac{1}{2} \Delta(c^2) = q + w$  où  $h$  est l'enthalpie massique,  $c$  est la vitesse de l'air,  $q$  est le transfert thermique reçu par unité de masse et  $w$  est le travail (autre que pneumatique) reçu par une unité de masse.
2. Déterminer la vitesse  $c_5$  à la sortie de la tuyère.
3. Exprimer les travaux  $w_{Cp}$  et  $w_{Tb}$  reçus par unité de masse lors du passage respectivement dans le compresseur et dans la turbine en fonction des températures  $T_1, T_2, T_3$  et  $T_4$ .  
Sachant que le travail récupéré dans la turbine sert exactement à entraîner le compresseur, calculer  $T_2$ .
4. Déterminer le transfert thermique  $q_{Cb}$  reçu par unité de masse d'air lors du passage dans la chambre de combustion.

5. En déduire le rendement thermodynamique du turboréacteur défini par  $r = \frac{\frac{1}{2} c_5^2}{q_{Cb}}$ .