

## Final

### Exercice n°1 : Moteur thermique

Un moteur ditherme fonctionne entre deux thermostats selon un cycle constitué de deux transformations adiabatiques réversibles et de deux transformations isochores. Les températures des thermostats sont  $T_{FR}$  (source froide) et  $T_{CH}$  (source chaude) avec  $T_{FR} < T_{CH}$ . Le cycle est décrit par  $n$  moles de gaz supposé parfait de capacité thermique molaire à volume constant  $C_V$ . Pour ce gaz, le rapport de la capacité thermique molaire à pression constante  $C_P$  et de  $C_V$  est égal à 1,4.

Les différentes transformations du cycle sont :

- A → B : compression adiabatique réversible de durée  $\Delta t$  ;
- B → C : compression isochore par contact du gaz avec la source chaude par l'intermédiaire des parois du cylindre qui A le contient pendant une durée  $\Delta t_1$  ;
- C → D : détente adiabatique réversible de durée  $\Delta t$  ;
- D → A : détente isochore par contact du gaz avec la source froide par l'intermédiaire des parois du cylindre qui le contient pendant une durée  $\Delta t_2$ .

On ne tiendra pas compte de la capacité thermique du cylindre contenant le gaz. Chaque grandeur pression  $P$ , volume  $V$  et température  $T$  du gaz en un point du cycle sera indiquée par la lettre de ce point. On notera  $\alpha = \frac{V_A}{V_B} = \frac{V_D}{V_C}$  le rapport volumétrique de compression.

On notera  $\alpha = \frac{V_A}{V_B} = \frac{V_D}{V_C}$  le rapport volumétrique de compression.

**Données :**  $T_{FR} = 350 \text{ K}$  ;  $T_{CH} = 1100 \text{ K}$  ;  $\alpha = 10$  ;  $R = 8,314 \text{ J.K}^{-1}.\text{mol}^{-1}$  ;  $n = 0,05 \text{ mol}$ .

$\Delta t = 1,00 \cdot 10^{-2} \text{ s}$  ;  $\Delta t_1 = 4,43 \cdot 10^{-2} \text{ s}$  ;  $\Delta t_2 = 3,45 \cdot 10^{-2} \text{ s}$ .

- 1) Etablir la relation de Mayer. En déduire les expressions de  $C_V$  et  $C_P$  en fonction de  $R$  et  $\gamma$ .  
Calculer  $C_P$  et  $C_V$
- 2) Déterminer l'expression littérale de  $T_B$  en fonction de  $T_A$  et celle de  $T_D$  en fonction de  $T_C$  et des données  $\alpha$  et  $\gamma$ . Calculer  $T_B$  et  $T_D$  sachant que  $T_A = 390 \text{ K}$  et  $T_C = 1000 \text{ K}$ .
- 3) Déterminer, en fonction des données du problème les expressions littérales :
  - du transfert thermique  $Q_C$  reçu par le gaz, pendant la durée du cycle, de la part de la source chaude. Montrer que  $Q_C = 20 \text{ J}$ .
  - du transfert thermique  $Q_F$  reçu par le gaz, pendant la durée du cycle, de la part de la source froide. Montrer  $Q_F = -8 \text{ J}$ .
- 4) Déterminer en fonction des données du problème l'expression littérale du travail  $W$  reçu par le gaz pendant la durée d'un cycle. Quelle est la puissance moyenne  $P$  de ce moteur ? Calculer  $W$  et  $P$ .
- 5) Définir le rendement  $\eta$  de ce cycle moteur. Calculer ce rendement.
- 6) Donner l'expression littérale de la valeur maximale du rendement prévue par le théorème de Carnot ? Calculer ce rendement max. Que peut-on en conclure ?

- 7) Déterminer les expressions littérales  $\Delta S_{AB}$ ,  $\Delta S_{BC}$ ,  $\Delta S_{CD}$  et  $\Delta S_{DA}$ , de la variation d'entropie du gaz pour les quatre transformations du cycle. Calculer  $\Delta S_{DA}$  et  $\Delta S_{BC}$ .
- 8) Quelle est la variation d'entropie du gaz au cours d'un cycle ?
- 9) Déterminer la variation d'entropie  $\Delta S_{CH}$  de la source chaude. Calculer  $\Delta S_{CH}$ .
- 10) Déterminer la variation d'entropie  $\Delta S_{FR}$  de la source froide. Calculer  $\Delta S_{FR}$ .
- 11) Quelle est la variation d'entropie  $\Delta S_{\infty}$ , au cours d'un cycle, du système constitué de l'ensemble des sources de chaleur et du gaz ? Calculer  $\Delta S_{\infty}$ . Commenter le résultat.
- 12) Que les transferts thermiques aient lieu avec l'une ou l'autre des sources, on suppose que, à partir de l'instant  $t$  et pendant une durée infinitésimale  $dt$ , ils sont de la forme:

$$\delta Q_C = K (T_{CH} - T(t)).dt \text{ au cours de la transformation } B \rightarrow C$$

$$\delta Q_F = K (T_{FR} - T(t)).dt \text{ au cours de la transformation } D \rightarrow A$$

$T(t)$  étant la température du gaz, supposée uniforme, à la date  $t$  et  $K$  une constante positive. On prendra  $K = 4,5 \text{ uSI}$ . Quelle est l'unité de  $K$ , exprimée en fonction des unités du système international ?

On pose  $\tau = nC_V / K$ .

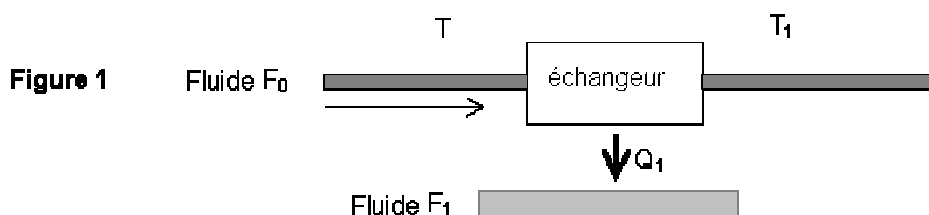
- 13) Montrer que la relation entre  $T_{FR}$ ,  $T_A$ ,  $T_D$ ,  $\tau$  et  $\Delta t_2$  s'exprime par  $\Delta t_2 = \tau \ln \left( \frac{T_D - T_{FR}}{T_A - T_{FR}} \right)$

- 14) Montrer que la relation entre  $T_{CH}$ ,  $T_B$ ,  $T_C$ ,  $\tau$  et  $\Delta t_1$  s'exprime par:  $\Delta t_1 = \tau \ln \left( \frac{T_B - T_{CH}}{T_C - T_{CH}} \right)$ .

15) Déterminer les valeurs limites  $T_{A,\text{lim}}$  et  $T_{C,\text{lim}}$  de  $T_A$  et  $T_C$  lorsque  $\Delta t_1$  et  $\Delta t_2$  tendent vers l'infini.

### Exercice n° 2 : Principe de fonctionnement des centrales thermiques

Un fluide  $F_0$  sort du réacteur de la centrale à la pression  $P$  et à la température  $T$ . Il est envoyé dans ces conditions dans un échangeur thermique où il cède de la chaleur à un second fluide  $F_1$ , qui sert à actionner les turbines de la centrale. Le fluide  $F_0$  sort de l'échangeur à la température  $T_1$  et est renvoyé dans le réacteur, sa pression restant égale à  $P$  durant tout le cycle (cf. figure 1). Le fluide  $F_0$  est décrit par son énergie interne  $U(T)$  et son enthalpie  $H(T)$  ; de plus sa capacité thermique massique à pression constante  $C_p$  est constante (Ses unités sont donc en  $\text{J.K}^{-1}.\text{kg}^{-1}$ ).



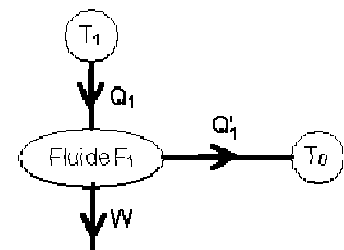
Soit 1 kg de fluide  $F_0$  formant un système fermé évoluant dans l'échangeur thermique de la température  $T$  à la température  $T_1$  à pression constante  $P$ .

1. Exprimer la chaleur  $Q_1$  cédée par ce système en fonction des données.

Lors du transfert de l'unité de masse de fluide  $F_0$  dans l'échangeur thermique, celui-ci cède au fluide  $F_1$ , en totalité la chaleur  $Q_1$  évaluée précédemment. D'autre part, le fluide  $F_1$  constitue un système fermé qui décrit une évolution cyclique réversible dans une machine thermique en fournissant à l'extérieur un travail  $W > 0$ , en recevant la chaleur  $Q_1$  de  $F_0$  et en cédant une chaleur  $Q'_1 > 0$  à l'atmosphère dont la température est  $T_0$ .

La machine est assimilée à une machine ditherme réversible fonctionnant entre une source chaude de température  $T_1$  et une source froide de température  $T_0$  (cf. figure 2).

Figure 2



2. Rappeler la définition de l'efficacité thermodynamique  $\varepsilon$  de cette machine ditherme et l'exprimer en fonction de  $T_0$  et  $T_1$  (théorème de Carnot)
3. En appliquant le premier principe de la thermodynamique, établir la relation entre  $W$ ,  $Q_1$ ,  $Q'_1$ .
4. En appliquant le deuxième principe de la thermodynamique, établir la relation entre  $Q_1$ ,  $Q'_1$ ,  $T_0$  et  $T_1$ . Donner alors l'expression de  $Q'_1$ .

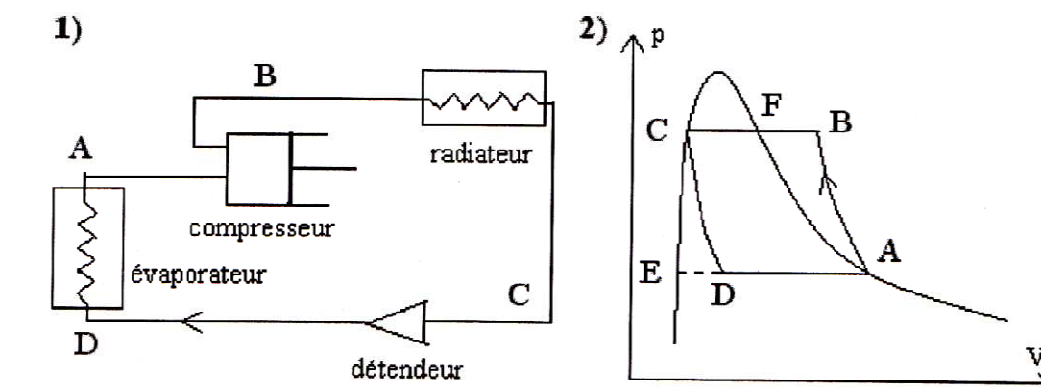
5. Montrer que le travail fourni  $W$  s'écrit : 
$$W = C_p \frac{(T - T_1)(T_1 - T_0)}{T_1}$$

6. Interpréter concrètement la valeur particulière de  $W$  lorsque  $T_1 = T_0$ . Même question lorsque  $T_1 = T$ .
7. Montrer que,  $T$  et  $T_0$  étant fixées,  $W$  passe par un maximum  $W_m$  pour une valeur particulière  $T_m$  de  $T_1$ . Exprimer  $T_m$  et  $W_m$  en fonction de  $C_p$ ,  $T$  et  $T_0$ . Tracer l'allure du graphe de  $W$  en fonction de  $T_1$  pour  $T_0 < T_1 < T$ .

### Exercice n°3 : Etude d'une pompe à chaleur

On étudie le fonctionnement d'une pompe à chaleur destinée au chauffage d'une habitation. L'appareil est une thermopompe à compression utilisant comme vapeur condensable l'ammoniac ( $\text{NH}_3$ ) de masse molaire  $M = 17 \text{ g/mol}$ . Dans cette machine, le fluide pris à l'état gazeux sur la courbe de rosée (vapeur saturante à pression  $P_A$  et à température  $T_A$ ) est comprimé de manière adiabatique réversible jusqu'à l'état B ( $P_B$ ,  $T_B$ ). Il est ensuite refroidi puis entièrement liquéfié à pression constante (état C

correspondant au liquide saturant sur la courbe d'ébullition, température  $T_C$ ) dans un radiateur au contact de l'air de l'habitation qui constitue la source chaude de la machine. Il traverse alors un détendeur où il subit une détente adiabatique réversible qui ramène sa pression de  $P_B$  à  $P_A$ . Il se trouve alors partiellement liquéfié (état D). Il pénètre ensuite dans l'évaporateur (source froide) et se vaporise complètement à la pression  $P_A$  jusqu'au point A.



Les données sont les suivantes :

- la vapeur sèche jusqu'à son état saturant pourra être considérée comme un gaz parfait
- $P_A = 3,5$  Bars,  $T_A = 268$  K,  $S_A = S_B = 150,6$  J.K<sup>-1</sup> mol<sup>-1</sup>,  $V_A = 5,9 \cdot 10^{-3}$  m<sup>3</sup>,  $P_B = 15$  Bars ;  $T_C = T_F = 311$  K ;  $\gamma = 1,32$
- Chaleur latente de vaporisation :  $L(T) = a T + b$  avec  $a = - 67,43$  J.K<sup>-1</sup> mol<sup>-1</sup> et  $b = 39830$  J mol<sup>-1</sup>.

- 1) Calculer  $T_B$ .
- 2) Calculer  $L(T_C)$ .
- 3) Calculer la quantité de chaleur  $Q_{FC}$  correspondant au changement de phase.
- 4) Calculer la quantité de chaleur  $Q_{BF}$  correspondant au passage de la vapeur de B en F sur la transformation isobare.
- 5) En déduire que la quantité de chaleur  $Q_1 = Q_{FC} + Q_{BF}$  est égale à  $(- 21274)$  J/mol.
- 6) Calculer alors le débit d'ammoniac sachant que le maintien de la température dans l'habitation

nécessite une puissance de chauffage  $\frac{\delta Q_1}{dt} = 10$  kW .

- 7) Calculer l'entropie molaire  $S_C$ .

$$\text{On calculera } S_C - S_B = (S_C - S_F) + (S_F - S_B)$$