

■ Réponse sujet thermodynamique n° 1, 2^{ème} EMD, ENTP, Alger 2000 :

1° a) La transformation de (1) à (2) étant réversible et adiabatique, on peut utiliser la loi de Laplace : $P_1 V_1^\gamma = P_2 V_2^\gamma$, soit $P_2 = P_1 \cdot a^\gamma$.

Puisque la transformation de l'état (2) à l'état (3) est une isobare, alors $P_3 = P_2$. En utilisant le résultat précédent, on en déduit que $P_3 = P_1 \cdot a^\gamma$.

Si on considère la détente adiabatique de (3) à (4), on peut écrire : $P_3 V_3^\gamma = P_4 V_4^\gamma$, soit $P_4 = P_3 \cdot b^{-\gamma}$, et en tenant compte de la relation de P_3 , il vient : $P_4 = P_1 \cdot \left(\frac{a}{b}\right)^\gamma$.

b) Du rapport volumétrique $a = \frac{V_1}{V_2}$, on en déduit immédiatement que $V_2 = \frac{V_1}{a}$.

La transformation de l'état (4) à l'état (1) étant isochore, on a $V_4 = V_1$.

Enfin, du rapport volumétrique $b = \frac{V_4}{V_3}$, on tire $V_3 = \frac{V_4}{b} = \frac{V_1}{b}$.

c) Les valeurs numériques des pressions et des volumes sont calculées à partir des relations établies en a) et b). Pour trouver les valeurs des températures, on pourra soit appliquer l'équation d'état du gaz parfait aux états (2), (3) et (4), soit utiliser les formules suivantes :

- Compression adiabatique de (1) à (2) : $T_1 V_1^{\gamma-1} = T_2 V_2^{\gamma-1}$, soit $T_2 = T_1 \cdot a^{\gamma-1}$.
- Dilatation isobare de (2) à (3) : $\frac{T_3}{T_2} = \frac{V_3}{V_2}$, soit $T_3 = T_2 \frac{a}{b}$.
- Détente adiabatique de (3) à (4) : $T_3 V_3^{\gamma-1} = T_4 V_4^{\gamma-1}$, soit $T_4 = T_3 \cdot b^{1-\gamma}$.

Remarque

Il ne faut pas perdre de vue les conditions d'application des lois de Laplace

Applications numériques :

- Etat (1) :

$$V_1 = \frac{RT_1}{P_1} = \frac{8,314 \times 300}{10^5} \approx 2,49 \cdot 10^{-2} \text{ m}^3 \text{ ou bien } V_1 = 24,9 \text{ L.}$$

- Etat (2) :

$$P_2 = P_1 \cdot a^{\gamma} = 1 \times 9^{1,4} \approx 22,7 \text{ atm} ; \quad V_2 = \frac{V_1}{a} = \frac{24,9}{9} \approx 2,77 \text{ L} ; \quad T_2 = T_1 \cdot a^{\gamma-1} = 300 \times 9^{0,4} \approx 722 \text{ K.}$$

- Etat (3) :

$$P_3 = P_2 \approx 21,7 \text{ atm} ; \quad V_3 = \frac{V_2}{b} = \frac{24,9}{3} \approx 8,30 \text{ L} ; \quad T_3 = T_2 \frac{a}{b} = 722 \times \frac{9}{3} = 2166 \text{ K.}$$

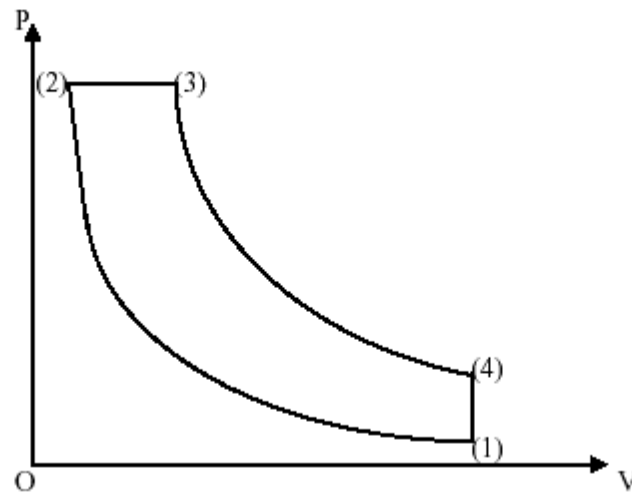
- Etat (4) :

$$P_4 = P_1 \cdot \left(\frac{a}{b}\right)^{\gamma} = 1 \times \left(\frac{9}{3}\right)^{1,4} \approx 4,65 \text{ atm} ; \quad V_4 = V_1 \approx 24,9 \text{ L} ; \quad T_4 = T_3 \cdot b^{1-\gamma} = 2166 \times 3^{-0,4} \approx 1396 \text{ K.}$$

En reportant dans le tableau ci-dessous les valeurs des différents paramètres P, V et T pour chacun des 4 états, on obtient :

état	P (atm)	V (litres)	T (K)
(1)	1	24,9	300
(2)	21,7	2,77	722
(3)	21,7	8,30	2166
(4)	4,65	24,9	1396

d) Le cycle étudié est parcouru dans le sens horaire ; c'est celui du **moteur Diesel** dont la représentation dans un diagramme (P, V) donne



2° a) – transformation adiabatique (1) → (2) : $Q_{12} = 0$;

– transformation isobare (2) → (3) : $Q_{23} = C_p(T_3 - T_2) = \frac{7}{2}R(T_3 - T_2)$;

– transformation adiabatique (3) → (4) : $Q_{34} = 0$;

– transformation isochore (4) → (1) : $Q_{41} = C_v(T_1 - T_4) = \frac{5}{2}R(T_1 - T_4)$.

b) – transformation adiabatique (1) → (2) : $W_{12} = \Delta U_{12} = C_v(T_2 - T_1) = \frac{5}{2}R(T_2 - T_1)$;

– transformation isobare (2) → (3) : $W_{23} = \Delta U_{23} - Q_{23} = -R(T_3 - T_2)$;

– transformation adiabatique (3) → (4) : $W_{34} = \Delta U_{34} = \frac{5}{2}R(T_4 - T_3)$;

– transformation isochore (4) → (1) : $W_{41} = 0$.

c) Applications numériques :

• Transformation (1) → (2) :

$$Q_{12} = 0 ; W_{12} = \frac{5}{2}R(T_2 - T_1) = \frac{5}{2} \times 8,314 \times (722 - 300) \approx 8,77 \cdot 10^3 \text{ J} .$$

• Transformation (2) → (3) :

$$Q_{23} = \frac{7}{2}R(T_3 - T_2) = \frac{7}{2} \times 8,314 \times (2166 - 722) \approx 42,0 \cdot 10^3 \text{ J} ;$$

$$W_{12} = -R(T_3 - T_2) = -8,314 \times (2166 - 722) \approx -12,0 \cdot 10^3 \text{ J} .$$

• Transformation (3) → (4) :

$$Q_{34} = 0 ; W_{34} = \frac{5}{2} \times 8,314 \times (1396 - 2166) \approx -16,0 \cdot 10^3 \text{ J} .$$

- Transformation (4) → (1) :

$$Q_{41} = \frac{5}{2}R(T_1 - T_4) = \frac{5}{2} \times 8,314 \times (300 - 1396) \approx -22,8 \cdot 10^3 \text{ J} ; W_{41} = 0.$$

transformation	Q (J)	W (J)
(1) → (2)	0	$8,77 \cdot 10^3$
(2) → (3)	$42,0 \cdot 10^3$	$-12,0 \cdot 10^3$
(3) → (4)	0	$-16,0 \cdot 10^3$
(4) → (1)	$-22,8 \cdot 10^3$	0

d) Il faut vérifier qu'au cours du cycle $\Delta U = 0$ puisque U est une fonction d'état. Ici $\Delta U = (Q_{12} + Q_{23} + Q_{34} + Q_{41}) + (W_{12} + W_{23} + W_{34} + W_{41}) = -0,03 \cdot 10^3 \text{ J}$. Ce résultat est différent de zéro, ce qui n'est pas étonnant puisque chaque application numérique est donnée à $0,1 \cdot 10^3 \text{ J}$ près.

3° a) Le rendement du cycle (moteur) est défini par :

$$r = \frac{\text{gain}}{\text{dépense}} = \frac{-W}{Q_{23}} = \frac{Q_{23} + Q_{41}}{Q_{23}} = 1 + \frac{Q_{41}}{Q_{23}}.$$

Application numérique :

$$r = 1 + \frac{-22,8 \cdot 10^3}{42,0 \cdot 10^3} = 0,457, \text{ soit } r = 45,7 \%.$$

b) En remplaçant $Q_{23} = C_p(T_3 - T_2)$ et $Q_{41} = C_v(T_1 - T_4)$ dans l'expression de r , on obtient :

$$r = 1 - \frac{1}{\gamma} \frac{T_4 - T_1}{T_3 - T_2}. \text{ Or d'après 1° c), } T_4 = T_3 \cdot b^{1-\gamma} \text{ et } T_1 = T_2 \cdot a^{1-\gamma}, \text{ donc}$$

$$r = 1 - \frac{1}{\gamma} \frac{T_3 b^{1-\gamma} - T_2 a^{1-\gamma}}{T_3 - T_2} = 1 - \frac{1}{\gamma} \frac{b^{1-\gamma} - \frac{T_2}{T_3} a^{1-\gamma}}{1 - \frac{T_2}{T_3}}.$$

En tenant compte de la transformation isobare de l'état (2) à l'état (3), on a $\frac{T_2}{T_3} = \frac{V_2}{V_3} = \frac{b}{a}$. Ce qui permet d'écrire :

$$r = 1 - \frac{1}{\gamma} \frac{b^{1-\gamma} - \frac{b}{a} a^{1-\gamma}}{1 - \frac{b}{a}},$$

ou encore

$$r = 1 - \frac{1}{\gamma} \frac{b^{-\gamma} - a^{-\gamma}}{b^{-1} - a^{-1}}$$

Application numérique :

$$r = 1 - \frac{1}{1,4} \frac{3^{-1,4} - 9^{-1,4}}{3^{-1} - 9^{-1}} = 0,457.$$

Ainsi, la valeur de ce rendement est égale à celle obtenue en 3° a).

■ Réponse sujet thermodynamique n° 2, 2^{ème} EMD, ENTP, Alger 2000 :

1° a) La quantité de chaleur Q_1 vaut (en valeur absolue) :

$$Q_1 = (C + Mc_e)(T_i - 0) = 19,56 \cdot 10^3 \text{ J.}$$

b) Calculons la chaleur nécessaire à la fusion de tout le glaçon 0°C :

$$Q_2 = mL_f = 16,70 \cdot 10^3 \text{ J.}$$

Puisque $Q_2 < Q_1$, le glaçon fond totalement sans utiliser toute la chaleur fournie par l'ensemble eau + calorimètre. On en déduit que la température finale sera supérieure à 0°C.

c) La chaleur fournie par l'ensemble eau + calorimètre s'écrit: $Q_1' = (C + Mc_e)(T_f - T_i)$.

le glaçon reçoit une quantité de chaleur Q_2' telle que $Q_2' = mL_f + mc_e(T_f - 0)$.

En écrivant l'équation calorimétrique, $Q_1' + Q_2' = 0$, on obtient :

$$(C + Mc_e)(T_f - T_i) + mL_f + mc_e(T_f - 0) = 0,$$

d'où

$$T_f = \frac{(C + Mc_e)T_i - mL_f}{C + (M + m)c_e}$$

Application numérique :

$$T_f = \frac{(C + Mc_e)T_i - mL_f}{C + (M + m)c_e} = \frac{(50,1 + 0,3 \times 4180) \times 15 - 50 \times 334}{50,1 + 0,35 \times 4180} \approx 1,9^\circ \text{C.}$$

2° La masse de glace qui absorbe totalement la chaleur Q_1 est telle que : $m' = \frac{Q_1}{L_f} \approx 58,6 \text{ g.}$

Donc la masse de glace qu'il faut ajouter est $\mu = m' - m = 8,6 \text{ g.}$