

Pompe à chaleur air-air – Corrigé

Les questions sont indépendantes.

On étudie une pompe à chaleur air-air. Le but de l'exercice est de déterminer son efficacité à chauffer un local. Cette machine thermique fonctionne avec une source froide (extérieur du local) dont la température est $\theta_A = -8^\circ\text{C}$. La source chaude est constituée par l'intérieur du local dont la température est $\theta_B = +20^\circ\text{C}$.

Dans cette machine, une quantité de matière d'air, n , décrit le cycle suivant.

$A \rightarrow B$: compression adiabatique réversible ; la température évolue de θ_A à θ_B .

$B \rightarrow C$: compression isotherme.

$C \rightarrow D$: détente adiabatique réversible.

$D \rightarrow A$: détente isotherme.

Chaque état du système est caractérisé par sa pression p , son volume V et sa température T (en kelvin).

Dans toute cette étude, l'air est considéré comme un gaz parfait.

Données :

Au point A

- ♦ Température : $T_A = 265 \text{ K}$;
- ♦ pression : $p_A = 1,50 \times 10^5 \text{ Pa}$;
- ♦ volume : $V_A = 0,800 \text{ m}^3$.

Au point B :

- ♦ Température : $T_B = 293 \text{ K}$.

Au point C :

- ♦ pression : $p_C = 3,50 \times 10^5 \text{ Pa}$;
- ♦ Capacité thermique molaire à volume constant : $C_V = 20,8 \text{ J} \cdot \text{mol}^{-1} \cdot \text{K}^{-1}$;
- ♦ Constante des gaz parfaits : $R = 8,31 \text{ J} \cdot \text{mol}^{-1} \cdot \text{K}^{-1}$;
- ♦ Coefficient adiabatique : $\gamma = 1,40$;
- ♦ Relation de Laplace pour une transformation adiabatique et réversible : $T V^{\gamma-1} = \text{constante}$.

1° question : L'équation d'état du gaz parfait dans l'état A s'écrit : $p_A V_A = n R T_A$; on en déduit :

$$n = \frac{p_A V_A}{R T_A}$$

$$\text{A.N. } n \cong 54,5 \text{ mol}$$

2° question : L'évolution $A \rightarrow B$ du gaz parfait est adiabatique et réversible ; la relation de Laplace

s'applique : $T_B V_B^{\gamma-1} = T_A V_A^{\gamma-1}$. On en déduit :

$$V_B = V_A \left(\frac{T_A}{T_B} \right)^{\frac{1}{\gamma-1}}$$

$$\text{A.N. } V_B \cong 0,62 \text{ m}^3$$

3° question :

Dans l'état B, l'équation d'état du gaz s'écrit : $p_B V_B = n R T_B$

Dans l'état C, l'équation d'état du gaz s'écrit : $p_C V_C = n R T_C = n R T_B$ car : $T_C = T_B$.

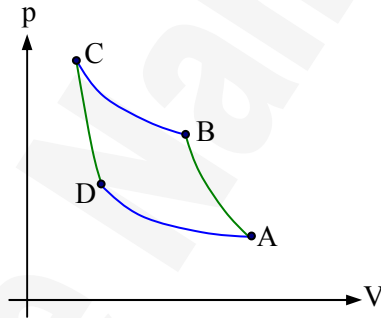
On a donc : $p_B V_B = p_C V_C$ ce qui donne :

$$V_C = V_B \frac{p_B}{p_C}$$

$$\text{A.N. } V_C \cong 0,38 \text{ m}^3$$

4° question :

Les isothermes sont en bleu et les adiabatiques en vert.

**5° question :**

a) L'évolution A → B est adiabatique : $Q_{AB} = 0$.

b) Le premier principe est appliqué à l'évolution A → B : $W_{AB} + Q_{AB} = \Delta U_{AB}$

Avec $Q_{AB} = 0$, on a : $W_{AB} = \Delta U_{AB}$

Pour un gaz parfait, on a : $\Delta U_{AB} = n C_V (T_B - T_A)$ (première Loi de Joule)

Donc le travail reçu par l'air lors de l'évolution A → B est donné par la relation : $W_{AB} = n C_V (T_B - T_A)$

c) Application numérique : $W_{AB} \cong 31,7 \text{ kJ}$

6° question :

a) Le travail élémentaire des forces de pressions est : $-p dV$

Le travail W_{BC} se calcule ainsi : $W_{BC} = - \int_{V_B}^{V_C} p dV$

L'évolution B → C est isotherme : $p = \frac{n R T_B}{V}$ ($n R T_B$ est constante)

On a donc : $W_{BC} = - n R T_B \int_{V_B}^{V_C} \frac{dV}{V}$ puis : $W_{BC} = - n R T_B \ln \frac{V_C}{V_B}$

b) Application numérique : $W_{BC} \cong 65,8 \text{ kJ}$

c) Pour un gaz parfait, on a : $\Delta U_{BC} = n C_V (T_C - T_B)$ (première Loi de Joule) soit : $\Delta U_{BC} = 0$ puisque l'évolution considérée est isotherme ; dans ce cas, on a : $W_{BC} + Q_{BC} = 0$ soit :

$$Q_{BC} = - W_{BC}$$

$$Q_{BC} \cong - 65,8 \text{ kJ}$$

Q_{BC} est négative : l'air fournit de la chaleur à l'intérieur du local.

7° question : On note Q_{DA} la échangée par l'air avec le milieu extérieur lors de l'évolution $D \rightarrow A$:

a) L'efficacité e de cette machine s'écrit :
$$e = \frac{-Q_{BC}}{W_{\text{cycle}}}$$

b) Premier principe appliqué au cycle : $W_{\text{cycle}} + Q_{BC} + Q_{DA} = (\Delta U)_{\text{cycle}}$

Avec $(\Delta U)_{\text{cycle}} = 0$ (U est une fonction d'état), on écrit : $W_{\text{cycle}} = -(Q_{BC} + Q_{DA})$

On a donc : $e = \frac{-Q_{BC}}{-(Q_{BC} + Q_{DA})}$ ou :
$$e = \frac{Q_{BC}}{Q_{BC} + Q_{DA}}$$

c) Application numérique : $e \cong 10,5$

d) Pour obtenir une énergie thermique de 10,5 J (chauffage du local), l'utilisateur de la PAC doit fournir une énergie mécanique de 1 J.