

Travaux dirigés 2 : Thermodynamique

Correction

Exercice 2 :

1. La différence d'énergie interne ne dépend pas du chemin suivi : il est donc plus facile de calculer cette différence en prenant en compte la transformation isotherme et de dire que les autres résultats sont égaux.

$$\Delta U = C_v \Delta T = 0 \text{ J}$$

2. Regardons les différents cas :
 - a. Isochore puis isobare :

$$W_{isoV} = - \int_{V_i}^{V_f} P_{\text{ext}} dV = 0 \text{ J}$$

$$W_{isoP} = - \int_{V_i}^{V_f} P_{\text{ext}} dV = -P_2 \int_{V_i}^{V_f} dV = 3 \cdot 10^5 (3 \cdot 10^{-3} - 1 \cdot 10^{-3}) = 600 \text{ J}$$

- b. Isobare puis isochore :

$$W_{isoP} = - \int_{V_i}^{V_f} P_{\text{ext}} dV = -P_1 \int_{V_i}^{V_f} dV = 1 \cdot 10^5 (3 \cdot 10^{-3} - 1 \cdot 10^{-3}) = 200 \text{ J}$$

$$W_{isoV} = - \int_{V_i}^{V_f} P_{\text{ext}} dV = 0 \text{ J}$$

- c. Isotherme :

$$\begin{aligned} W_{isoT} &= - \int_{V_i}^{V_f} P_{\text{ext}} dV = - \int_{V_i}^{V_f} \frac{nRT_0}{V} dV = -nRT_0 \int_{V_i}^{V_f} \frac{1}{V} dV = P_1 V_1 \ln \left(\frac{V_1}{V_2} \right) \\ &= 1 \cdot 10^5 \cdot 3 \cdot 10^{-3} \cdot \ln \left(\frac{3 \cdot 10^{-3}}{1 \cdot 10^{-3}} \right) = 327 \text{ J} \end{aligned}$$

Comme $Q = -W$, on en déduit que le gaz évacue de la chaleur : la pompe s'échauffe.

Exercice 3 :

1.a) D'après l'équation d'état d'un gaz parfait,

$$PV = nRT \quad \text{d'où} \quad P = \frac{nRT}{V}.$$

Une isotherme d'un gaz parfait dans le diagramme de Watt est donc une hyperbole.

1.b) Voir figure 2.

2) D'après la description du cycle (et le diagramme de Watt!), on peut déterminer les caractéristiques du point 3 :

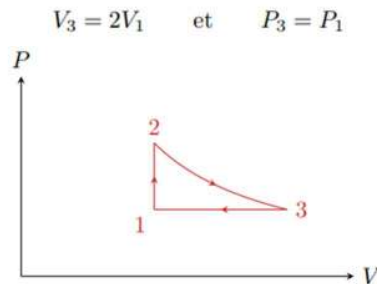


Figure 2 – Représentation du cycle de Lenoir dans le diagramme de Watt.

et comme le système est fermé on en déduit

$$T_3 = \frac{P_3 V_3}{nR} = \frac{P_1 V_3}{P_1 V_1} T_1 \quad \text{d'où} \quad \boxed{T_3 = 2T_1}$$

La pression P_2 se déduit également de l'équation d'état,

$$P_2 = \frac{nRT_2}{V_2} = \frac{V_1 T_2}{V_2 T_1} P_1 \quad \text{donc} \quad \boxed{P_2 = 2P_1 = 4 \cdot 10^5 \text{ Pa.}}$$

3) La seule possibilité d'estimer le travail fourni par le moteur est de raisonner à partir de transformations quasi-statiques, pour lesquelles $P_{\text{ext}} = P$ à tout instant. Le travail **fourni** est l'opposé du travail reçu et vaut donc

$$\begin{aligned} W_{\text{fourni}} &= + \int_{1 \rightarrow 2} P dV + \int_{2 \rightarrow 3} P dV + \int_{3 \rightarrow 1} P dV \\ &= 0 + \int_{V_2}^{V_3} \frac{nRT_2}{V} dV + \int_{V_3}^{V_1} P_1 dV \\ &= nRT_2 \int_{V_2}^{V_3} \frac{dV}{V} + P_1 \int_{V_3}^{V_1} dV \\ &= nRT_2 \ln \frac{V_3}{V_2} + P_1 (V_1 - V_3) \\ &= 2nRT_1 \ln 2 - P_1 V_1 \end{aligned}$$

et en utilisant une dernière fois l'équation d'état des gaz parfaits,

$$\boxed{W = (2 \ln 2 - 1) P_1 V_1 = 1,06 \cdot 10^3 \text{ J.}}$$

Attention à orienter le cycle correctement, et à prendre les bornes des intégrales dans le bon sens. En particulier, la transformation $3 \rightarrow 1$ demande d'intégrer entre V_3 et V_1 .

4) L'énergie interne est une fonction d'état, donc comme l'état initial et l'état final du cycle sont les mêmes,

$$\Delta U = U_1 - U_1 = 0.$$

D'après le premier principe, comme le système est au repos macroscopique,

$$\Delta U = W_{\text{reçu}} + Q \quad \text{donc} \quad Q = -W_{\text{reçu}} = W_{\text{fourni}} \quad \text{et} \quad \boxed{Q = (2 \ln 2 - 1) P_1 V_1 = 1,06 \cdot 10^3 \text{ J.}}$$