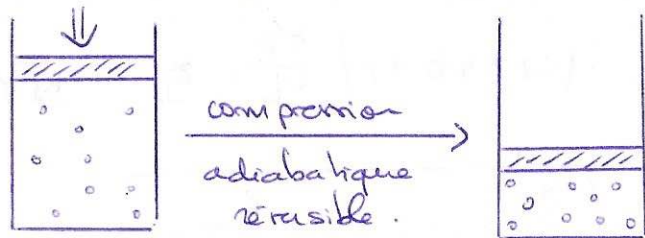


Feuille 23 : second principe.

1- Compression adiabatique de N_2 .



P_i, V_i, T_i

P_f, V_f, T_f

Un GP subissant une transformation adiabatique réversible suit la loi de Laplace : $PV^\gamma = \text{cste}$.

Soit $\alpha = \frac{V_i}{V_f}$ le rapport volumétrique de compression

(ici $\alpha = 1,9$).

$$\underline{V_f = \frac{V_i}{\alpha} //}$$

$$P_f V_f^\gamma = P_i V_i^\gamma \Rightarrow \underline{P_f = P_i \alpha^\gamma //}$$

D'après la loi des GP, $PV = nRT$

$$PV^\gamma = \text{cste} \Rightarrow TV^{\gamma-1} = \text{cste} /$$

$$\underline{T_f = T_i \alpha^{\gamma-1} //}$$

A.N. $V_i = 1 \text{ L} = 10^{-3} \text{ m}^3$ (1)
 $P_i = 1 \text{ atm}$ car le système est initialement à l'équilibre avec l'atmosphère (on néglige le poids du piston) et la transfo est quasi-statique.

$$\underline{V_f = 0,52 \text{ L} //} \quad \underline{P_f = 2,46 \text{ atm.} //}$$

$$\underline{T_f = 353 \text{ K.} /$$

On calcule le travail reçu à l'aide du premier principe appliqué au système composé du gaz dans l'enceinte.

$$\Delta U = W + Q = W \quad \text{car } Q = 0 \text{ (transfo adiab.)}$$

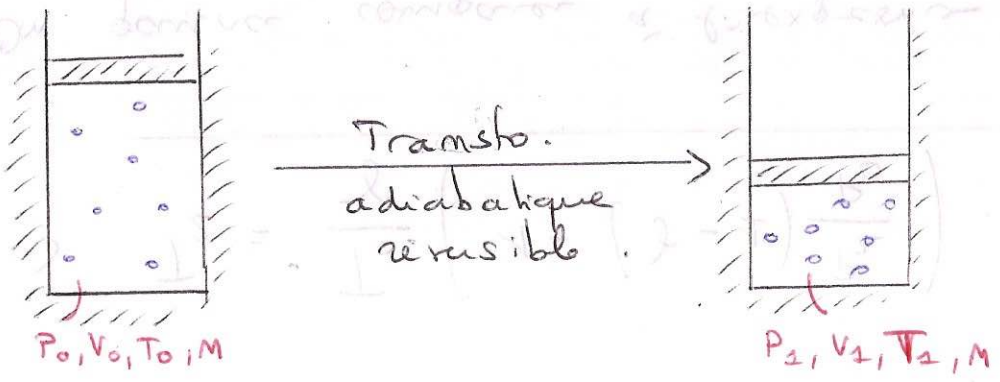
$$W = \frac{nR}{\gamma-1} (T_f - T_i) = \frac{nRT_i}{\gamma-1} \left(\frac{T_f}{T_i} - 1 \right)$$

$$W = \frac{P_i V_i}{\gamma-1} \left(\alpha^{\gamma-1} - 1 \right) //$$

$$\underline{\text{A.N.}} \quad W = \frac{1,013 \times 10^5 \times 10^{-3}}{0,4} \left(1,9^{1,4} - 1 \right) = \underline{\underline{745 \text{ J}}}$$

Ex 2.

1)



systeme $\Sigma = \{ \text{air} + \text{piston} \}$.

Le piston est de masse négligeable.

L'air enfermé dans l'enceinte suit la loi de Laplace

$$P_1 V_1^\gamma = P_0 V_0^\gamma \Rightarrow V_1 = V_0 \left(\frac{P_0}{P_1} \right)^{1/\gamma}$$

A.N. $V_1 = (5 \text{ L}) \times \left(\frac{1}{10} \right)^{1/1,4}$

$= 0,96 \text{ L}$

De même $P_1^{1-\gamma} T_1^\gamma = P_0^{1-\gamma} T_0^\gamma$

$$T_1 = T_0 \left(\frac{P_0}{P_1} \right)^{\frac{1-\gamma}{\gamma}}$$

A.N. $T_1 = 298 \times \left(\frac{1}{10} \right)^{-\frac{0,4}{1,4}}$
 $= 575 \text{ K. } \checkmark$

2) Le système subit une transfo adiabatique et monobare, à la pression ext. P_2 . [cf ex 3 du TD22]

D'après le 1^{er} principe :

$$\Delta U + \Delta E_c = W + Q$$

avec $\Delta E_c = 0$ car le syst. est immobile à l'éq.

$$Q = 0 \text{ car transfo adiabatique}$$

et $\Delta U = \frac{\mu R}{\gamma - 1} (T_2 - T_0)$

$$\text{et } W = -P_2 (V_2 - V_0)$$

$$\Rightarrow \frac{nR}{\gamma - 1} (T_2 - T_0) = -P_2 V_2 + P_2 V_0$$

$$\text{et } P_2 V_2 = nRT_2$$

$$\text{et } P_2 V_0 = \frac{P_2}{P_0} P_0 V_0 = \frac{P_2}{P_0} nRT_0$$

$$\text{donc } \frac{nR}{\gamma - 1} (T_2 - T_0) = -nRT_2 + \frac{P_2}{P_0} nRT_0$$

$$T_2 \left(\frac{1}{\gamma - 1} + 1 \right) = T_0 \left(\frac{1}{\gamma - 1} + \frac{P_2}{P_0} \right)$$

$$\Rightarrow \underline{T_2 = \frac{T_0}{\gamma} \left(1 + (\gamma - 1) \frac{P_2}{P_0} \right)}$$

On pourra comparer à l'expression
obtenue dans l'exo 3 du TD 22

$$\text{en prenant } \gamma = \frac{7}{5}$$

$$V_2 = \frac{nRT_2}{P_2} (1.5 - 1.0)$$

$$\left(V_2 = \frac{nR}{P_0} \frac{P_0}{P_2} \frac{T_0}{\gamma} \left(1 + (\gamma - 1) \frac{P_2}{P_0} \right) \right)$$

$$V_2 = \frac{V_0}{\gamma} \left(\frac{P_0}{P_2} + (\gamma - 1) \right)$$

$$\underline{A.N.} \quad T_2 = 1064 \text{ K.}$$

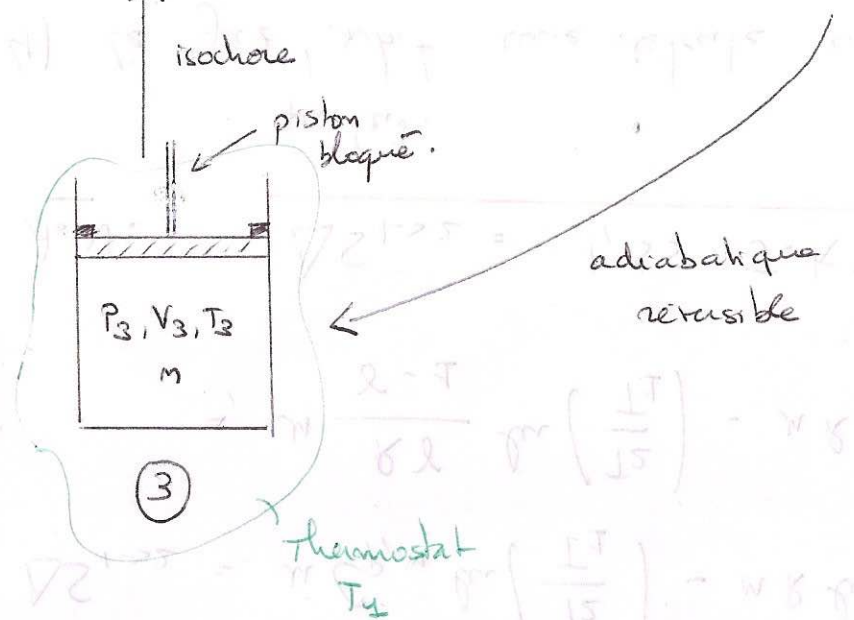
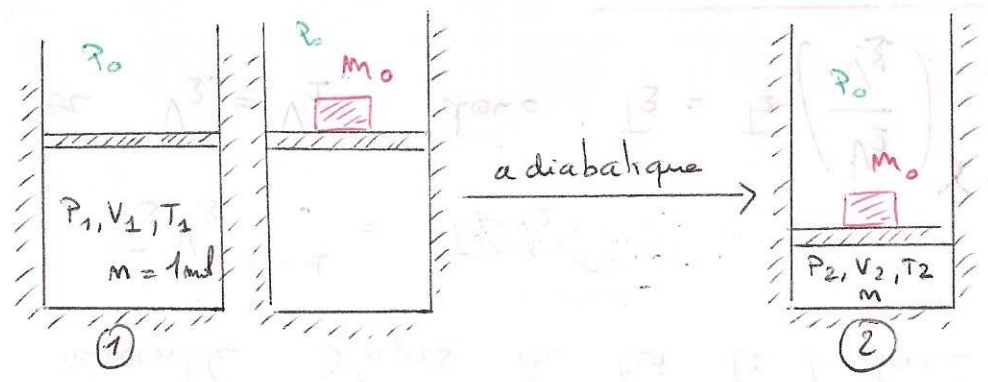
$$\underline{V_2 = 1,8 \text{ L}}$$

$$V_2 > V_1 \quad \text{et} \quad T_2 > T_1$$

TD 23.

Ex 3

systeme $\Sigma = \{ \text{gaz} + \text{piston} \}$.
 → Le piston est de masse negligible.



① $P_1 = 1,00 \text{ bar}$ $n = 1 \text{ mol}$
 $T_1 = 300 \text{ K}$
 $\rightarrow V_1 = \frac{nRT_1}{P_1} = \frac{1 \times 8,31 \times 300}{10^5} = 24,9 \text{ L.}$

1) Dans l'état d'équilibre ②, le piston est immobile. La pression du gaz compense la pression ext. et le poids de la masse :

$$P_2 S = P_0 S + m_0 g$$

$$\Rightarrow P_2 = P_0 + \frac{m_0 g}{S} \Leftrightarrow m_0 = \frac{(P_2 - P_0) S}{g}$$

A.N. $m_0 = \frac{(2 - 1) \times 10^5 \times 100 \times 10^{-4}}{9,81}$

$m_0 = 102 \text{ kg}$

2) On utilise les résultats de l'exercice 2.

$$T_2 = \frac{T_1}{\gamma} \left(1 + (\gamma - 1) \frac{P_2}{P_1} \right)$$

$$V_2 = \frac{nRT_2}{P_2}$$

A.N. $T_2 = 386 \text{ K}$

$V_2 = 0,016 \text{ m}^3 = 16,0 \text{ L}$

3) On utilise la variation d'entropie d'un GP diatomique entre les états d'éq. ① et ②.

$$\Delta S_{1 \rightarrow 2} = n C_{p,m} \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) - nR \ln\left(\frac{P_2}{P_1}\right)$$

$$= n \frac{R\gamma}{\gamma-1} \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) - nR \ln\left(\frac{P_2}{P_1}\right)$$

A.N. $\Delta S_{1 \rightarrow 2} = 1,55 \text{ J} \cdot \text{K}^{-1}$

parfait.

4) Le gaz subit une détente adiab. réversible d'après la loi de Laplace

$$T_3 V_3^{\gamma-1} = T_2 V_2^{\gamma-1}$$

or $V_3 = V_1$ donc $T_3 = T_2 \left(\frac{V_2}{V_1}\right)^{\gamma-1}$

A.N. $T_3 = 386 \times \left(\frac{16}{24,9}\right)^{1,4-1} = 323 \text{ K}$

$T_3 > T_1$, le système n'est pas revenu dans son état initial.

$$[T_3 > T_1 \text{ et } V_3 = V_1 \Rightarrow P_3 > P_1$$

Le piston doit être bloqué car $P_3 > P_0$ la pression extérieure]

5) La transfo ② \rightarrow ③ est adiabatique réversible donc $\Delta S_{2 \rightarrow 3} = 0 \text{ J} \cdot \text{K}^{-1}$

6) La transfo ③ \rightarrow ① est isochore donc

$$\Delta S_{3 \rightarrow 1} = n C_{v,m} \ln\left(\frac{T_1}{T_3}\right)$$

$$= \dots \frac{nR}{\gamma-1} \ln\left(\frac{T_1}{T_3}\right)$$

A.N. $\Delta S_{3 \rightarrow 1} = -1,55 \text{ J} \cdot \text{K}^{-1}$

Rq: $\Delta S_{1 \rightarrow 2} = \frac{nR}{\gamma-1} \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) + nR \ln\left(\frac{V_2}{V_1}\right)$

or $\frac{V_2}{V_1} = \left(\frac{T_3}{T_2}\right)^{\frac{1}{\gamma-1}}$

$$\text{donc } \Delta S_{1 \rightarrow 2} = \frac{\mu R}{\gamma - 1} \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) + \frac{\mu R}{\gamma - 1} \ln\left(\frac{T_3}{T_2}\right)$$

$$= \frac{\mu R}{\gamma - 1} \ln\left(\frac{T_3}{T_1}\right) = -\Delta S_{3 \rightarrow 1}$$

$$7) \Delta S_{\text{cycle}} = \Delta S_{1 \rightarrow 2} + \Delta S_{2 \rightarrow 3} + \Delta S_{3 \rightarrow 1}$$

$= -\Delta S_{1 \rightarrow 2}$

$$= 0 \text{ J} \cdot \text{K}^{-1}$$

ce qui est le résultat attendu pour un cycle car S est une fonction d'état.

8) soit $\Sigma_{\text{TH}} = \left. \begin{array}{l} \text{thermostat} \end{array} \right\}$

le thermostat subit une transformation pendant la transformation $(3) \rightarrow (1)$ du gaz.

$$\Delta S_{\Sigma_{\text{TH}}} = -\frac{Q}{T_1}$$

avec Q le transfert thermique reçu par

le gaz pendant $(2) \rightarrow (3)$ et T_1 la temp. du thermostat.

D'après le 1^{er} principe appliqué à Σ :

$$Q = \Delta U + \Delta E_c - W$$

↑ = 0
syst. immobile à l'éq.
↑ = 0
transfo isochore

$$\text{et } \Delta U = \frac{\mu R}{\gamma - 1} (T_1 - T_3)$$

Finalement :

$$\Delta S_{\Sigma_{\text{TH}}} = \frac{\mu R}{\gamma - 1} \frac{T_3 - T_1}{T_1}$$

A.N. $\Delta S_{\Sigma_{\text{TH}}} = +1,60 \text{ J} \cdot \text{K}^{-1}$

Pour l'univers $\dot{\Sigma} + \Sigma_{\text{TH}}$

$$\Delta S_{\text{univers}} = \Delta S_{\text{cycle}} + \Delta S_{\Sigma_{\text{TH}}}$$

$$= +1,60 \text{ J} \cdot \text{K}^{-1}$$

D'après le second principe :

$$\Delta S_{\text{univers}} = \underbrace{S_e}_{\text{syst. isolé}} + S_c$$

donc $S_c = \Delta S_{\text{univers}} = 1,6 \text{ J} \cdot \text{K}^{-1} > 0$

⇒ le cycle est irréversible.

Les sources d'irréversibilité sont :

- la différence finie de pression entre l'ext. et l'int. dans la transfo ① → ②

- la différence finie de température entre l'ext. et l'int. dans la transfo ③ → ①.

$$= \frac{2-T}{T_1} \ln \left(\frac{2-T}{13} \right) = - \Delta S_{3 \rightarrow 1}$$

$$= \frac{2-T}{T_1} \ln \left(\frac{11}{17} \right) + \frac{2-T}{T_2} \ln \left(\frac{15}{13} \right)$$

$$\Delta S_{\text{univers}, 1 \rightarrow 2} = \Delta S_{1 \rightarrow 2} = S_{c, 1 \rightarrow 2}$$

$$\Delta S_{\text{univers}, 3 \rightarrow 1} = \Delta S_{3 \rightarrow 1} + \Delta S_{th}$$

$$= S_{c, 3 \rightarrow 1}$$

$$S_{c, 1 \rightarrow 2} = 1,55 \text{ J} \cdot \text{K}^{-1}$$

$$S_{c, 3 \rightarrow 1} = 0,5 \text{ J} \cdot \text{K}^{-1}$$

$$\Delta S_{th} = \frac{2-T}{T_1} (11 - 13)$$

$$\Delta S_{th} = \Delta S_{th} + \Delta S_{c, 3 \rightarrow 1} - \Delta S_{c, 1 \rightarrow 2}$$

pour trouver la source d'irréversibilité

pour trouver la source d'irréversibilité

pour trouver la source d'irréversibilité ③ → ① et 1^{er}