

Thermodynamique :

« Rappel : $\delta Q = \lambda \cdot dP + \mu dV$ avec $\lambda = Cv\left(\frac{\partial T}{\partial P}\right)_v$ et $\mu = Cp\left(\frac{\partial T}{\partial v}\right)_p$. »

Questions de cours :

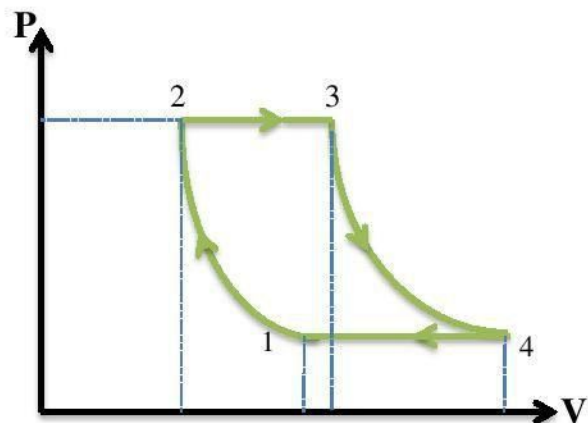
- 1) Donner les équations des transformations réversibles suivantes en variables T-S et les représenter dans le diagramme entropique (T-S)
 - a) Isotherme.
 - b) Isentropique.
 - c) Isobare d'un gaz parfait (pour retrouver l'équation de cette transformation calculer ΔS).
- 2) Pour quelle transformation on peut écrire $PV^\gamma = \text{constante}$. Démontrer cette relation.

Problème :

Le cycle d'Ericsson est constitué de deux isothermes et de deux isobares. On suppose que toutes les transformations du cycle sont réversibles. Ce cycle est représenté sur la figure ci-dessous. Il est décrit par une masse $m=1\text{kg}$ d'air supposé gaz parfait. La pression au début de la compression est $P_1=120\text{kPa}$ et le taux de compression est $a = \frac{V_1}{V_2} = 5,5$. Les températures des deux isothermes sont $T_1=27^\circ\text{C}$ et $T_3=627^\circ\text{C}$.

Données de l'air ; $M=29\text{g/mole}$, $R=8,3\text{ J/(mole.K)}$ et $\gamma=1,4$.

- 1) Sans faire de calcul, donner le signe du travail de ce cycle W_{cycle} . Justifier votre réponse.
- 2) Ce cycle est-il moteur ou récepteur ? Justifier.
- 3) Calculer les pressions, températures et volumes de l'air aux points 1,2,3 et 4 du cycle.
- 4) Calculer les travaux et chaleurs échangés au cours de chaque transformation du cycle.
- 5) Donner les valeurs des chaleurs reçues Q_c et fournies Q_f par la masse d'air qui décrit le cycle.
- 6) Calculer le rendement η de cycle.
- 7) Calculer le rendement du cycle de Carnot η_{carnot} qui fonctionne avec les sources de chaleurs T_1 et T_3 . Comparer ce rendement à . Expliquer

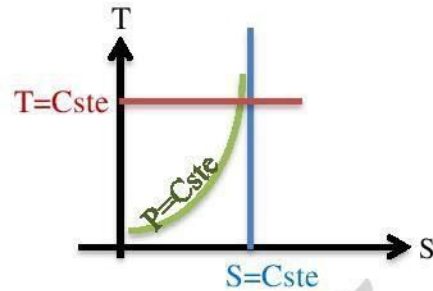


Cycle d'Ericsson Théorique

Questions de cours

1)

- a) Isotherme $\Rightarrow T=cste$
 b) Isentropique $\Rightarrow S=cste$
 c) Isobare $\Rightarrow P=cste$
- } représentation



$$dS = \frac{\delta Q_{rév}}{T} = \frac{C_p dT + h dP}{T} \quad (P=cste \Rightarrow dP=0)$$

$$D'où : \quad \Delta S = \int_{T_0}^T \frac{\delta Q_{rév}}{T} = \int_{T_0}^T C_p dT = C_p \ln \frac{T}{T_0}$$

$$Donc : \quad T = T_0 e^{\frac{(S-S_0)}{C_p}}$$

2) $PV^\gamma = cste$ est l'équation d'une adiabatique réversible d'un gaz parfait.

On a transformation adiabatique $\Rightarrow \delta Q = 0$

$$\delta Q = \lambda dP + \mu dV = 0 \quad \text{gaz parfait}$$

- $\lambda = C_v \left(\frac{\partial T}{\partial P} \right)_v = C_v \frac{\partial}{\partial P} \left(\frac{PV}{nR} \right)_v = \frac{C_v \cdot V}{nR}$
- $\mu = C_p \left(\frac{\partial T}{\partial V} \right)_p = C_p \frac{\partial}{\partial V} \left(\frac{PV}{nR} \right)_p = \frac{C_p \cdot P}{nR}$

$$D'où : \quad \delta Q = \frac{C_v \cdot V}{nR} dP + \frac{C_p \cdot P}{nR} dV = 0$$

On simplifie par nR et on divise par PV on trouve :

$$C_v \frac{dP}{P} + C_p \frac{dV}{V} = 0 \Rightarrow \frac{dP}{P} + \frac{C_p}{C_v} \frac{dV}{V} = 0 \Rightarrow \frac{dP}{P} + \gamma \frac{dV}{V} = 0$$

$$\Rightarrow \ln P + \ln V^\gamma \Rightarrow \ln PV^\gamma = 0$$

$$Donc : \quad PV^\gamma = \text{constante}$$

Problème :

- 1) D'après le sens du cycle décrite dans le sens horaire $W_{cycle} < 0$ C'est un cycle moteur.
- 2) On a $W_{cycle} < 0 \rightarrow$ c'est un cycle moteur (le cycle décrit dans le sens horaire)
- 3) cherchons les pressions, températures et volumes de l'air aux points 1,2,3 et 4 du cycle.

✗ Point 1 : P_1, T_1 et V_1

On $P_1 = 120 \text{ kPa}, T_1 = 300 \text{ K}$ (27°)

$$\blacksquare V_1 = \frac{nRT_1}{P_1} = \frac{mRT_1}{MP_1} = 0,71 \text{ m}^3$$

✗ Point 2 : P_2, T_2 et V_2

$$\blacksquare \{ \text{point 1} \rightarrow \text{point 2} \} \rightarrow \text{isotherme} \quad \Rightarrow T_2 = T_1 = 300 \text{ K}$$

■ On a $P_1 V_1 = P_2 V_2 = n r T \rightarrow P_2 = \frac{V_1}{V_2} P_1$

Donc : $P_2 = a P_1 = 660 \text{KPa}$ et $V_2 = \frac{V_1}{a} = 0,13 \text{m}^3$

✗ Point 3 : P_3 , T_3 et V_3

■ {point 2 \rightarrow point 3} \rightarrow Isobare

■ On trouve $P_3 = P_2 = 660 \text{KPa}$ avec $T_3 = 627^\circ \text{C} = 900 \text{K}$

■ $V_3 = \frac{nRT_3}{P_3} = \frac{mRT_3}{MP_3} \rightarrow V_3 = 0,39 \text{m}^3$

✗ Point 4 : P_4 , T_4 et V_4

■ {point 3 \rightarrow point 4} \rightarrow isotherme $\Rightarrow T_3 = T_4 = 900 \text{K}$

■ {point 4 \rightarrow point 1} \rightarrow isobare $\Rightarrow P_4 = P_1 = 120 \text{KPa}$

■ Et : $V_4 = \frac{nRT_4}{P_4} = \frac{mRT_4}{MP_4} \rightarrow V_4 = 2,15 \text{m}^3$

4) Cherchons les travaux et chaleurs échangés au cours de chaque transformation du cycle.

✗ Calcul de W,Q

Transformation réversible $\rightarrow \partial W = -P dV$

Isotherme : $T = cste$ et $P = \frac{mRT}{MV} \Rightarrow W_{isotherme} = \frac{mRT}{M} \ln \frac{V_{fin}}{V_{init}}$

■ {point 1 \rightarrow point 2} :

$\Rightarrow W_{1,2} = - \int_{V_1}^{V_2} \frac{mRT}{M} dV = -mRT \int_{V_1}^{V_2} \frac{dV}{V} \Rightarrow W_{1,2} = -\frac{mRT_1}{M} \ln \left(\frac{V_2}{V_1} \right) = -\frac{mRT_1}{M} \ln \left(\frac{1}{a} \right)$

AN : $W_{1,2} = 146,4 \text{KJ}$

■ {point 3 \Rightarrow point 4} :

✗ $W_{3,4} = -\frac{mRT_3}{M} \ln(a)$ AN: $W_{3,4} = -439,1 \text{KJ}$

Isobares : $W_{isobare} = -P(V_f - V_i)$

$\Rightarrow W_{isobare} = -\frac{mR}{M} (T_f - T_i)$

■ $Q_{3,4} = nC_p(T_4 - T_3) = \frac{m\gamma R}{M(\gamma-1)} (T_4 - T_3)$ avec : $n = \frac{m}{M}$ et $C_p = \frac{\gamma R}{\gamma-1}$. on a

$P=Cst$ car Isobare alors $dP=0$ donc : $\delta Q = C_p dT + h dP \Rightarrow \delta Q = C_p dT$

AN : $Q_{3,4} = 1203 \text{KJ}$

✗ $\delta Q = nC_v dT + l dV$ avec Isochore $V=cst \Rightarrow dV=0$ donc : $\delta Q = nC_v dT \Rightarrow \delta Q_{5,1} =$

$\frac{mR}{M(\gamma-1)} (T_1 - T_5)$ AN : $\delta Q_{5,1} = -455,7 \text{KJ}$

5) les valeurs des chaleurs reçue Q_c et fournie Q_f par la masse d'air qui décrit le cycle

- ✗ $Q_{2,3}$ et $Q_{3,4}$ sont des chaleurs reçues car $Q_{2,3} > 0$ et $Q_{3,4} > 0$
- ✗ $Q_{5,1}$ est une chaleur fournie car $Q_{5,1} < 0$

6) le rendement η de cycle.
$$\eta = -\frac{W_{cycle}}{\sum Q_{recue}}$$

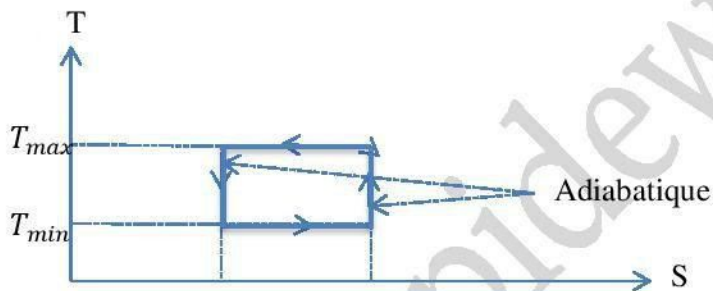
1^{er} Principe $W_{cycle} + \sum Q = 0 \Rightarrow -W_{cycle} = \sum Q$
 $\Rightarrow W_{cycle} = -(Q_{23} + Q_{34} + Q_{51})$

Alors : $\eta = \frac{Q_{23} + Q_{34} + Q_{51}}{Q_{23} + Q_{34}}$ AN : $\eta = 63\%$

7) le rendement du cycle de Carnot η_{carnot} qui fonctionne avec les sources de chaleurs T_1 et T_3

a) Cycle de Carnot :

✗ Diagramme (T,S)



b) Rendement de cycle de Carnot $\eta_{carnot} = 1 - \frac{T_{min}}{T_{Max}}$

AN : $\eta_{carnot} = 87\%$

c) Comparaison :

$\eta < \eta_{carnot}$ Théorème de Carnot : le rendement d'un cycle de Carnot est toujours maximal