

TD TC1

SF de base

▷ D'après le 1^{er} principe appliqué au système, on a $du = \delta W + \delta Q$

• la transp étant adiabatique : $\delta Q = 0$

• les seules forces étant les forces pressantes : $\delta W = -P_{\text{ext}} dV = -PdV$

$$\text{Ainsi } \underline{du = -PdV}$$

D'après le 2nd principe, $dS = \delta S_{\text{créé}} + \delta S_{\text{éch}}$

$$\text{or } \delta S_{\text{éch}} = \frac{\delta Q}{T} = 0 \text{ car la transp est adiabatique}$$

$$\text{donc } \underline{dS = \delta S_{\text{créé}}}$$

▷ Si la transp est en plus réversible, on a $dS = 0$

or ça ne change rien pour du .

▷ Si la transp est isochore, $\underline{du = \delta Q}$

$$\text{et } dS = \delta S_{\text{créé}} + \delta S_{\text{éch}} = \delta S_{\text{créé}} + \frac{\delta Q}{T} = \delta S_{\text{créé}} + \frac{du}{T}$$

SF de base

$$\text{On a } P(V-b) = nRT$$

$$\text{alors } dP(V-b) + PdV = nRdT$$

$$\text{on } \boxed{dP = \frac{nR}{V-b} dT - \frac{P}{V-b} dV} \quad \begin{array}{l} P = \frac{nRT}{V-b} \\ \downarrow \\ = \frac{nR}{V-b} dT - \frac{nRT}{(V-b)^2} dV \end{array}$$

$$\textcircled{\text{ou}} \quad P = \frac{nRT}{V-b}$$

$$\begin{aligned} dP &= \left. \frac{\partial P}{\partial T} \right|_{V=\text{cte}} dT + \left. \frac{\partial P}{\partial V} \right|_{T=\text{cte}} dV \\ &= \frac{nR}{V-b} dT - \frac{nRT}{(V-b)^2} dV \quad \text{"} \end{aligned}$$

SF1 -

1) Pour système fermé de composition constante, on a

$$dU = TdS - PdV = C_v dT$$

$$\begin{aligned} \text{ie } dS &= C_v \frac{dT}{T} + \frac{P}{T} dV = C_v \frac{dT}{T} + \frac{nRT}{T \times V} dV \\ &= C_v \frac{dT}{T} + nR \frac{dV}{V} \end{aligned}$$

en intégrant entre EI et EF: $\Delta S = C_v \ln \left(\frac{T_f}{T_i} \right) + nR \ln \left(\frac{V_f}{V_i} \right)$

Pour ailleurs,

$$dH = TdS + VdP = C_p dT$$

$$\begin{aligned} \text{ie } dS &= \frac{C_p}{T} dT - \frac{V}{T} dP = \frac{C_p}{T} dT - \frac{nRT}{PT} dP \\ &= C_p \frac{dT}{T} - nR \frac{dP}{P} \end{aligned}$$

On intègre : $\Delta S = C_p \ln \left(\frac{T_f}{T_i} \right) - nR \ln \left(\frac{P_f}{P_i} \right)$

$$\begin{aligned} \text{Enfin } \Delta S &= C_p \ln \left(\frac{T_f}{T_i} \right) - nR \ln \left(\frac{P_f}{P_i} \right) \\ &= C_p \ln \left(\frac{P_f V_f}{nR} \times \frac{nR}{P_i V_i} \right) - nR \ln \left(\frac{P_f}{P_i} \right) \\ &= C_p \ln \left(\frac{V_f}{V_i} \right) + C_p \ln \left(\frac{P_f}{P_i} \right) - nR \ln \left(\frac{P_f}{P_i} \right) \\ &= C_p \ln \left(\frac{V_f}{V_i} \right) + \underbrace{(C_p - nR)}_{= C_v} \ln \left(\frac{P_f}{P_i} \right) \end{aligned}$$

$$\Delta S = C_p \ln \left(\frac{V_f}{V_i} \right) + C_v \ln \left(\frac{P_f}{P_i} \right)$$

2) Pour une transformation **adiabatique réversible** d'un syst
fermé composé d'un **GP** de coe $\gamma = \frac{C_p}{C_v}$ ind. de T

$$dS = 0$$

$$\text{ie } C_v \frac{dT}{T} + nR \frac{dV}{V} = 0$$

$$\text{or } PV = nRT, \text{ donc } T = \frac{PV}{nR} \quad \text{or } dT = \frac{V}{nR} dP + \frac{P}{nR} dV$$

$$\text{Donc } C_v \frac{dT}{T} = C_v \frac{V}{nRT} dP + \frac{C_v P}{nRT} dV = C_v \frac{dP}{P} + C_v \frac{dV}{V}$$

$$\begin{aligned} \text{Au final } C_v \frac{dT}{T} + nR \frac{dV}{V} &= C_v \frac{dP}{P} + C_v \frac{dV}{V} + nR \frac{dV}{V} \\ &= C_v \frac{dP}{P} + \underbrace{(C_v + nR)}_{=C_p} \frac{dV}{V} \end{aligned}$$

$$\text{ie } C_v \frac{dP}{P} + C_p \frac{dV}{V} = 0$$

$$\frac{dP}{P} + \frac{C_p}{C_v} \frac{dV}{V} = 0 \quad \text{ie } d(\ln P + \gamma \ln V) = 0$$

$$\text{ie } d(\ln(PV^\gamma)) = 0$$

$$\text{ie } \underline{PV^\gamma = \text{cte}} \quad \text{"}$$

SF2 - Exploiter les principes sous forme différentielle

On considère le système {masse m d'eau}.

Entre t et $t+dt$, on lui applique le 1^{er} principe

$$dU = \delta W + \delta Q$$

On a une phase condensée qu'on va supposer idéale, donc la transformation est isochore et $\delta W = 0$.

Par ailleurs, on a $\delta Q = \delta Q_{\text{casseroles}} - \delta Q_{\text{air}}$ ⊖ ici car le transfert thermique reçu est l'opposé du transfert thermique fourni par l'eau.

$$\delta Q = P_0 dt - G(T(t) - T_0) dt$$

On a donc $dU = P_0 dt - G(T(t) - T_0) dt$

Par ailleurs, en supposant l'eau comme une phase condensée idéale, on a

$$dU = C dT$$

Donc $C dT = P_0 dt - G(T(t) - T_0) dt$

$C \frac{dT}{dt} + G T(t) = P_0 + G T_0$

On a donc $T(t) = \mathcal{A} e^{-t/\tau} + \frac{P_0}{G} + T_0$ avec $\tau = \frac{C}{G}$

On a par ailleurs $T(0) = T_0$

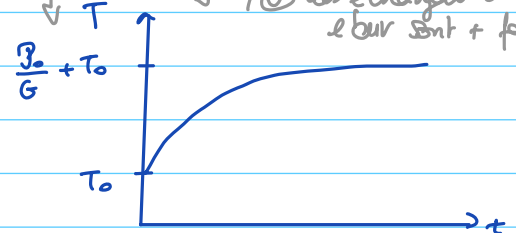
Donc $\mathcal{A} + \frac{P_0}{G} + T_0 = T_0$
soit $\mathcal{A} = -\frac{P_0}{G}$

et

$T(t) = \frac{P_0}{G} (1 - e^{-t/\tau}) + T_0$

on remarque que $T_{\text{final}} \uparrow$

si $P_0 \uparrow$ (⊕ on chauffe + fort)
si $G \downarrow$ (⊕ les échanges avec l'air sont + faibles)



Exercice 2 - Transformation polytropique

1) On a $TdS = dU + PdV$

et $dU = C_V dT = \frac{nR}{\gamma-1} dT$

or $PV = nRT$ donc $PdV + VdP = nRdT$
et $PdV = nRdT - VdP$ (1)

enfin $PV^k = \text{cte}$ ie $\ln PV^k = \text{cte}'$

ie $\ln P + k \ln V = \text{cte}'$

ie $\frac{dP}{P} + k \frac{dV}{V} = 0$

ie $VdP = -k PdV$

en réinjectant dans (1), on a

$$PdV = nRdT + k PdV \quad \text{ie} \quad PdV = \frac{nR}{1-k} dT$$

Au final $TdS = \frac{nR}{\gamma-1} dT + \frac{nR}{1-k} dT$

$$dS = n \cdot R \left(\frac{1}{\gamma-1} + \frac{1}{1-k} \right) \frac{dT}{T}$$

$$c = R \left(\frac{1}{\gamma-1} + \frac{1}{1-k} \right)$$

On a alors $\Delta S = nR \left(\frac{1}{\gamma-1} + \frac{1}{1-k} \right) \ln \left(\frac{T_1}{T_0} \right)$



Le passage au $\ln$ est très classique quand des produits sont constants

$$r \neq 1 \Rightarrow Q.S. \quad PV^k = \text{cte} = P_0 V_0^k$$



$$2) W_p = - \int_{V_0}^{V_1} P_{\text{ext}} dV \stackrel{!}{=} - \int_{V_0}^{V_1} P dV \stackrel{!}{=} - \int_{V_0}^{V_1} \frac{P_0 V_0^k}{V^k} dV.$$

$$(V^\alpha)' = \alpha V^{\alpha-1} \quad (V^{-k})' = -k V^{-k-1}$$

$$= - P_0 V_0^k \left[\frac{-1}{(k-1) V^{k-1}} \right]_{V_0}^{V_1} = \frac{P_0 V_0^k}{k-1} \left(\frac{1}{V_1^{k-1}} - \frac{1}{V_0^{k-1}} \right) \text{ si } k \neq 1$$

$$P_1 V_1^k = P_0 V_0^k, \text{ donc } P_1 V_1 = \frac{P_0 V_0^k}{V_1^{k-1}}$$

$$\text{et } W_p = \frac{1}{k-1} (P_1 V_1 - P_0 V_0) = \frac{1}{k-1} \Delta(PV)$$

$$\text{Pour une transp infinitésimale, on a } \delta W_p = \frac{1}{k-1} d(PV)$$

$$= \frac{1}{k-1} d(nRT)$$

$$\text{On a donc } dU = \delta W_p + \delta Q = \frac{nR}{k-1} dT + TdS$$

$$\frac{nR}{\gamma-1} dT = \frac{nR}{k-1} dT + TdS \quad \text{''}.$$

$$3) \text{ On a } \delta Q = dU - \delta W_p = nR \left(\frac{1}{\gamma-1} - \frac{1}{k-1} \right) dT$$

$$\text{Donc } Q = nR \left(\frac{1}{\gamma-1} - \frac{1}{k-1} \right) \Delta T.$$

$$4) \cdot \text{isobare si } k=0 \quad (P=\text{cte}) \text{ on a alors } C = C_p = \frac{\gamma}{\gamma-1} nR.$$

$$\cdot \text{isochore si } k \rightarrow \infty \quad (P^{1/k} V = \text{cte} \rightarrow V = \text{cte})$$

$$\text{on a alors bien } W_p = 0$$

$$\cdot \text{adiabatique } \delta Q = 0 \text{ et } k = \gamma \quad (\text{cf. Laplace})$$

$$\cdot \text{isotherme } PV = nRT = \text{cte si } k=1$$

Exercice 3 - Chauffage isobare d'un GP

Appliquons le 1^{er} principe entre t et $t+dt$ au gaz + résistance

$$dU = \delta W_{\text{elec}}$$

(en effet $\delta Q = 0$ et $\delta W_{f.\text{press}} = 0$)

$$C_v dT = E_{xi} dt$$

↑
puits calorifiques

↑
enceinte
indéformable

$$n C_{v,m} dT = E \times \frac{E}{r_0} dt$$

$$n C_{v,m} dT = E^2 \times \frac{T_0}{r_0 T} dt$$

↓ séparation des variables

$$n C_{v,m} T dT = \frac{E^2}{r_0} T_0 dt$$

2 redactions:

On intègre entre $t=0$ et t :

$$n C_{v,m} \frac{1}{2} (T^2(t) - T_0^2) = \frac{E^2}{r_0} T_0 t$$

On intègre:

$$n C_{v,m} T^2(t) = \frac{E^2}{r_0} T_0 t + \text{cte}$$

or $T(0) = T_0$, donc
 $\text{cte} = n C_{v,m} T_0^2$

On a donc

$$T(t) = \sqrt{\frac{2 E^2}{n C_{v,m} r_0} T_0 t + T_0^2}$$

$$\text{Ensuite, on a } V = \text{cte} = \frac{n R T_0}{P_0} = \frac{n R T(t)}{P(t)}$$

$$P(t) = P_0 \times \sqrt{\frac{2 E^2}{n C_{v,m} r_0 T_0} t + 1}$$

Exercice 4 - Expérience de Rüchardt (très classique)

1) Si on a baissé la bille, on a augmenté la pression du gaz (en le comprimant) et on a alors $p_{\text{gaz}} > p_0$, la bille va donc remonter. Avec l'inverse, elle va dépasser la position d'éq. on a alors $p_{\text{gaz}} < p_0$, ce qui rappelle la bille vers le bas, etc.
→ on aura donc des oscillations de la bille.

2) Appliquons le PFD à la bille:

$$m \ddot{u} = -mg - p_0 S + p S$$

où p est la pression du gaz

$$/ \ddot{u} \quad m \ddot{u} = -mg - p_0 S + p S$$

Il faut maintenant exprimer p :

On suppose que les oscillations sont très rapides $\Rightarrow$ transp adiab.

④ on néglige les frottements $\rightarrow$ on peut supposer le transp réversible.

On a donc un GP de n qui subit une transp adiabatique et réversible

On utilise alors la loi de Laplace

$$p V^\gamma = p_0 V_0^\gamma \quad \text{ou} \quad V = V_0 + u S$$

$$\text{On a donc} \quad p = p_0 \left(\frac{V_0}{V_0 + u S} \right)^\gamma = p_0 \left(1 + \frac{u S}{V_0} \right)^{-\gamma}$$

$$\text{d'où} \quad m \ddot{u} = -mg - p_0 S + p_0 \left(1 + \frac{u S}{V_0} \right)^{-\gamma} S.$$

$$\text{Si } u S \ll V_0, \text{ alors } \left(1 + \frac{u S}{V_0} \right)^{-\gamma} = 1 - \gamma \frac{u S}{V_0}$$

$$\text{ic } m \ddot{u} + \gamma \frac{S}{V_0} u \times p_0 S = -mg - p_0 S + p_0 S = 0$$

On a un OH, de pulsation $\omega_0 = \sqrt{\frac{\gamma p'_0 s^2}{m v_0}}$

le de période $T = \frac{2\pi}{S} \sqrt{\frac{m v_0}{\gamma p'_0}}$

On a donc $\gamma = \frac{4\pi^2}{T^2} \frac{m v_0}{p'_0 s^2}$

Exercice 5 - Moteur diatherme

1) On considère le système { source froide + source chaude }.

On applique le 2nd principe sur un cycle

$$dS = 0 \quad \text{car on considère un cycle}$$

$$\begin{aligned} dS &= \delta S_{\text{éch}} + \underbrace{\delta S_{\text{créé}}}_{=0} \quad \text{car transformation réversible} \\ &= \delta S_{\text{éch} \textcircled{1}} + \delta S_{\text{éch} \textcircled{2}} \end{aligned}$$

En appliquant le 1^{er} principe à la source ① sur un cycle, on a

$$\begin{aligned} dU_{\textcircled{1}} &= \delta Q_{\textcircled{1}} \quad (\delta W = 0 \text{ car la source est une phase condensante}) \\ m_c dT_1 &= \delta S_{\text{éch} \textcircled{1}} \times T_1 \end{aligned}$$

$$\delta S_{\text{éch} \textcircled{1}} = m_c \frac{dT_1}{T_1}$$

$$\text{De même, } \delta S_{\text{éch} \textcircled{2}} = m_c \frac{dT_2}{T_2}$$

$$\text{Enfin } m_c \frac{dT_1}{T_1} + m_c \frac{dT_2}{T_2} = 0 \quad \text{donc} \quad \boxed{\frac{dT_1}{T_1} + \frac{dT_2}{T_2} = 0}$$

2) Le moteur s'arrête de fonctionner quand les sources ont la même température T_f .

$$\text{On a } \frac{dT_1}{T_1} = - \frac{dT_2}{T_2}$$

$$\int_{E_f}^{E_f} \frac{dT_1}{T_1} = - \int_{E_f}^{E_f} \frac{dT_2}{T_2} \quad \Leftrightarrow \ln \left(\frac{T_f}{T_{10}} \right) = - \ln \left(\frac{T_f}{T_{20}} \right)$$

$$\text{c} \quad \ln \left(\frac{T_f^2}{T_{10} T_{20}} \right) = 0$$

$$\text{c} \quad \frac{T_f^2}{T_{10} T_{20}} = 1$$

et

$$T_f = \sqrt{T_{10} T_{20}}$$

3) On applique le 1^{er} principe au fluide de la machine entre l'instant initial et l'état final :

$$\Delta U = W + Q_1 + Q_2$$

avec Q_1 le transfert thermique reçu depuis la source 1 (c'est celui fourni par la source 1)

avec Q_2 le transfert thermique reçu depuis la source 2 (c'est celui fourni par la source 2)

Si on applique le 1^{er} principe à la source 1 :

$$m_c (T_f - T_1) = -Q_1 \quad \text{reçu par la source} = - \text{transfert fourni}$$

$$\text{De même, } m_c (T_f - T_2) = -Q_2$$

$$\text{On a donc } \Delta U = W - m_c (2T_f - T_{10} - T_{20})$$

Par ailleurs, sur toute la durée, on aura eu N cycles, donc $\Delta U = 0$

$$\text{et } W = m_c (2T_f - T_{10} - T_{20}) = \underline{-120 \text{ kJ}}$$

$$4) \quad \eta_{\text{réel}} = \frac{W}{Q_1} = \frac{2T_f - T_{10} - T_{20}}{T_f - T_{10}} = 0,11$$

on a bien $\eta_{\text{réel}} < \eta_{\text{Carnot}}$.

$$\text{et } \eta_{\text{Carnot}} = 1 - \frac{T_{20}}{T_{10}} = 0,21$$