Question de cours

Premier principe

A tout système thermodynamique fermé, est associé une équation d'état E appelée énergie. Au cours d'une variation quelconque, la variation de E est égale à l'énergie reçue.

Pour la plupart des transformations étudiées, $\Delta E = \Delta E_{mca} + \Delta U = \Delta U$ car la variation d'énergie mécanique est faible durant la transformation (pour un gaz notamment).

Le premier principe s'exprime :

$$\Delta U = W + Q \tag{1}$$

ou:

$$dU = \delta W + \delta Q \tag{2}$$

Ce principe est extrêmement fondamental car il représente la conservation de l'énergie en physique.

Exercice 1

Machine 1

- C'est un cycle moteur (sens horaire). Le cycle correspond au mouvement d'un cylindre avec une compression $(A \longrightarrow B)$, une explosion $(B \longrightarrow C)$, une détente $(C \longrightarrow D)$ et un refroidissement $(D \longrightarrow A)$, ou évacuation des gaz de combustion puis remplacement par du gaz frais).
- Pour un cycle, $\Delta U = 0 = W + Q_c + Q_f$. On reconnait facilement que :

$$Q_c = nC_{v,mol}(T_C - T_B) \tag{3}$$

$$Q_f = nC_{v,mol}(T_A - T_D) \tag{4}$$

Donc : $\eta = -\frac{W}{Q_c} = \frac{Q_c + Q_f}{Q_c} = \frac{T_C - T_B + T_A - T_D}{T_C - T_B}$ Relations de gaz parfaits : $T_C = P_C V_{min}/nR$ et $T_D = P_D V_{max}/nR$

Détente adiabatique réversible en $A \longrightarrow B$ et $C \longrightarrow D$: $T_D = T_C \left(\frac{V_{max}}{V_{min}}\right)^{1-\gamma}$ et $T_A = T_B \left(\frac{V_{max}}{V_{min}}\right)^{1-\gamma}$

Alors:

$$\eta = 1 - \left(\frac{V_{max}}{V_{min}}\right)^{\gamma - 1} \tag{5}$$

• La température de la source chaude est à priori T_C car le gaz est au maximum de sa température en C. En effet, comme la transformation $C \longrightarrow D$ est réversible, elle est supposée très lente, donc on peut supposer que le gaz s'est thermalisé à la température de la source chaude en C.

Même chose pour la source froide avec T_A .

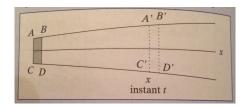
Rendement de Carnot :

$$\eta_C = 1 - \frac{T_f}{T_c} = 1 - \frac{T_A}{T_C} \tag{6}$$

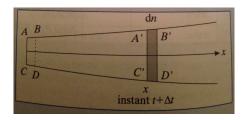
Machine 2

Exercice 2

• Démonstration de la détente de Joule Thomson. On considère une tranche de dn moles entrant en $x = x_1$ à l'instant t. Elle est caractérisée par U_1, T_1, P_1, H_1 et v_1 .



A l'instant $t + \Delta t$, elle est à l'abscisse x. Elle est caractérisée par U(x), T(x), P(x), H(x) et v(x).



On considère la tranche de gaz ACA'C' à l'instant t. A l'instant t' > t, elle correspond à la tranche BDB'D', comme le système est en régme permanent.

On applique le premier principe à la tranche ACA'C'. Q=0 comme les parois sont adiabatiques. Il reçoit en $x=x_1$ un travail $V_{ABCD}P_1$ et en x un travail $V_{A'B'C'D'}P(x)$. Le premier principe s'écrit alors :

$$E_{c,BDB'D'} + U_{BDB'D'} - E_{c,ACA'C'} - U_{ACA'C'} = -V_{A'B'C'D'}P(x) + V_{ABCD}P_1$$
 (7)

Comme la partie centrale BDA'C' reste complètement inchangée entre t et t', on a (on peut utiliser l'additivité de E_c et U):

$$E_{c,A'B'C'D'} + U_{A'B'C'D'} - E_{c,ABCD} - U_{ABCD} = -V_{A'B'C'D'}P(x) + V_{ABCD}P_1$$
 (8)

Sa variation d'énergie cinétique est : $\Delta E_c = E_{c,A'B'C'D'} - E_{c,ABCD} = \frac{1}{2}Mdn\left(v(x)^2 - v_1^2\right)$ Et la variation d'énergie interne $U_{A'B'C'D'} - U_{ABCD} = (U_m(x) - U_m(x_1))dn$ Donc :

$$\frac{1}{2}Mdn\left(v(x)^2 - v_1^2\right) + U_m(x)dn - U_m(x_1)dn = -V_{A'B'C'D'}P(x) + V_{ABCD}P_1$$
 (9)

Comme $H_m(x) = U_m(x) + P(x)V_m(x)$:

$$\frac{1}{2}Mv(x)^2 + H_m(x) = \frac{1}{2}Mv^2(x_1) + H_m(x_1) = cst$$
 (10)

• Le gaz est parfait donc $H_m(x_1) - H_m(x_2) = \frac{R\gamma}{\gamma - 1}(T_1 - T_2)$. Cad:

$$v_2 = \sqrt{\frac{2}{M} \frac{R\gamma}{\gamma - 1} (T_1 - T_2)} \tag{11}$$

On trouve $v_2 = 301, 5 \text{m.s}^{-1}$.

Si on suppose que l'énergie cinétique du gaz est transmise en amont de la turbine lui est intégralement transmise :

$$\frac{1}{2}Mv_2^2 = W_{turbine} = \frac{R\gamma}{\gamma - 1}(T_1 - T_2)$$
 (12)

Exercice 3

Premier principe

Il faut considérer comme système Vide + air qui va rentrer dans l'ampoule. On note V_0 le volume de l'air qui va rentrer dans l'ampoule.

Comme la transformation se fait à pression constante P_0 , et que le volume balayé est la totalité de celui du gaz qui va rentrer dans l'ampoule, le travail subit par le gaz est $W = -P_0V_0$.

On applique le premier principe : $\Delta U = W + Q$ Comme il n'y a pas d'apport de chaleur, Q=0.

Alors: $\Delta U = nc_V(T_1 - T_0) = \frac{nR}{\gamma - 1}(T_1 - T_0) = -P_0V_0$ Comme on a un gaz parfait: $P_0V_0 = nrT_0$. Alors: $\frac{P_0V_0}{(\gamma - 1)T_0}(T_1 - T_0) = P_0V_0$

Et finalement:

$$T_1 = \gamma T_0 \tag{13}$$

On trouve $T_1 = 410$ K.

Second principe

- $U = n_1 E_1 + n_2 U_2$. Donc $dU = E_1 dn_1 + E_2 dn_2 = -\Delta E dn_1$, car $dn_1 = -dn_2$.
- Pour réaliser le macroétat (n_1, E_1) ; (n_2, E_2) , il y a $\binom{N}{n_1}$ possibilités, soit $\Omega = \binom{N}{n_1}$.

Alors : $S = k_B \ln \left(\binom{N}{n_1} \right) = k_B \ln \frac{N!}{(N-n_1)!n_1!}$. Avec la relation de Stirling :

$$S = k_B[N \ln N - n_1 \ln n_1 - (N - n_1) \ln(N - n_1)]$$
(14)

En différenciant :

$$dS = k_B dn_1 \ln \frac{N - n_1}{n_1} \tag{15}$$

Or $\frac{N-n_1}{n_1} = \exp(\frac{-\Delta E}{k_B T})$, donc $dS = -\frac{\Delta E}{T} dn_1$.

• En identifizant les résultats des 2 questions précédentes, on trouve bien dU = TdS

Exercice 4

• La pression est constante durant la transformation donc le premier principe industriel peut s'écrire, pour une masse dm de gaz (ou dm_0 d'eau) traversant l'échangeur : $dH = \delta Q$.

Du point de vue du gaz, on a : $dH_{gaz} = dmc_P(T_3 - T_1)$. Du point de vue de l'eau : $dH_{eau} = dm_0 c_0 (t_1 - t_0).$

Comme l'ensemble est calorifugé : $dmc_P(T_3 - T_1) + dm_0c_0(t_1 - t_0) = 0$).

Comme $dm = d \times dt$ et $dm_0 = Ddt$, on a donc :

$$D = d\frac{c_P(T_3 - T_1)}{c(t_0 - t_1)} \tag{16}$$

• Lorsqu'une masse dm passe de T_4 à T_5 dans la première canalisation, la même masse passe de T_9 à T_{10} dans la seconde (car débit dans l'autre).

Comme les échanges avec l'extérieur sont nuls, le premier principe impose :

$$dmc_P(T_5 - T_4) + dmc_P(T_{10} - T_9) = 0 (17)$$

 $cad T_{10} + T_5 = T_4 + T_9.$

Le second principe appliqué sur cette même masse de gaz s'écrit : $\Delta S = dmc_P \ln(T_5/T_4) + dmc_P \ln(T_{10}/T_9) = \delta S_e + \delta S_c$ et $\Delta S = 0$ car il n'y a pas d'échanges avec l'extérieur et la transformation st réversible. Donc :

$$T_5 T_{10} = T_4 T_9 \tag{18}$$

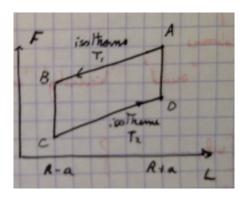
La résolution conduit à $T_9 = T_5$ et $T_{10} = T_4$ ou $T_{10} = T_5$ et $T_9 = T_4$. Seule la première est acceptable car sinon les gaz sortent à la même température.

• Si la transformation est irréversible : $\Delta S = dmc_P \ln(T_5/T_4) + dmc_P \ln(T_{10}/T_9) = \delta S_c > 0$, donc $T_5T_{10} > T_4T_9$.

En supposant que $T_9 > T_4$, on a alors : $T_9 > T_5$ et $T_{10} > T_4$, cad une perte d'efficacité du dispositif.

Exercice 5

ullet Comme la relation liant F et L est affine, les transformations sont des lignes droites dans le diagramme de Clapeyron :



Les transformations AB et CD sont des isothermes et BC et DA sont des iso-longueur.

• Pour trouver les expressions du travail (échange mécanique) et de la quantité chaleur reçue (échange thermique) sur une transformation, il faut appliquer le premier principe au 4 étapes du cycle, par exemple pour la transformation $AB: \Delta U_A^B = W_A^B + Q_A^B$.

Le travail se calcul grâce à $W_A^B=\int_{R+a}^{R-A}dLF$, puis la chaleur Q_A^B se déduit de l'expression de ΔU_A^B avec l'équation de premier principe.

Transformation AB

Pour le travail, on oublie pas de faire un dl à l'ordre 1 en a.

$$W_A^B = \int_{R+a}^{R-a} dL F = \int_{R+a}^{R-A} dL = -2a \left(F_0 - \sigma(T_1 - T_0) \right) - 2a\rho(R - L_0)$$
 (19)

Énergie interne, toujours avec un dl en $a:\Delta U_A^B=-2a(F_0-\sigma T_0)-2a\rho(R-L_0)$ Donc la chaleur est $Q_A^B=\Delta U_A^B-W_A^B=-2a\sigma T_1$

Transformation BC

Il n'y a pas de travail car pas de variation de longueur.

L'énergie interne est : $\Delta U_B^C = C_L(T_2 - T_1)$

La quantité de chaleur est donc : $Q_B^C = \Delta U_B^C = C_L(T_2 - T_1)$

Transformation CD

Il suffit de remplacer $a \longleftarrow -a$ et $T_1 \longleftarrow T_2$ pour les différents calculs de la transformation AB.

Travail:

$$W_C^D = \int_{R-a}^{R+a} dL F = \int_{R+a}^{R-A} dL = 2a \left(F_0 - \sigma (T_2 - T_0) \right) + 2a \rho (R - L_0)$$
 (20)

Énergie interne : $\Delta U_C^D = 2a(F_0 - \sigma T_0) + 2a\rho(R - L_0)$

Quantité de chaleur : $Q_C^D = 2a\sigma T_2$

Transformation DA

Il n'y a pas de travail car pas de variation de longueur.

L'énergie interne est : $\Delta U_D^A = C_L(T_1 - T_2)$

La quantité de chaleur est donc : $Q_D^A = \Delta U_D^A = C_L(T_1 - T_2)$

Bilan

Au final, sur le cycle : $W = 2a\sigma(T_2 - T_1)$, $Q = 2a\sigma(T_2 - T_1)$ et $\Delta U = 0$.

- Le travail est moteur car W<0. Il faut bien noter que le sens est inversé par rapport à un diagramme "classique" car ici $\delta W=+FdL$ et non $\delta W=-pdV$.
- Le rendement peut être alors défini comme : $\eta = \frac{-W}{Q_A^B + Q_D^A}$, car le fil reçoit de la chaleur par la source chaude pendant les transformations AB et DA.

Alors on trouve:

$$\eta = \frac{2a\sigma(T_1 - T_2)}{2a\sigma T_1 + C_L(T_1 - T_2)} \tag{21}$$

Exercice 6

• Le système à définir est l'ensemble de la masse M, du piston et du gaz parfait contenu dans le cylindre. Son énergie totale E s'écrit alors : $E = E_c + E_{pot} + U$. On s'intéresse à la situation 1 (avant le lâcher de la masse) et à la situation 2 (après le lâcher de la masse, à l'équilibre).

L'énergie cinétique est nulle pour ces situations car on est à l'équilibre.

Le premier principe s'écrit alors : $\Delta E_{pot} + \Delta U = W + Q$

Comme la paroi est adiabatique, Q est forcément nul. La pression extérieure étant constante et égale à P_0 , il s'écrit : $W = -P_0(V_2 - V_1) = -P_0S(h-a)$, si h est la hauteur finale du piston.

Comme le gaz est parfait, $\Delta U = c_V(T_2 - T_1)$.

On a donc:

$$c_V(T_2 - T_1) + mg(x - a) + mg(x - a - H) = -P_0S(h - a)$$
(22)

On a supposé que la variation d'énergie potentiel du gaz était négligeable.

Comme le gaz est parfait,

$$c_V T_1 = \frac{nRT_1}{\gamma - 1} = \frac{P_1 Sa}{\gamma - 1} = \frac{P_0 Sa + mga}{\gamma - 1}$$
 (23)

En utilisant la relation des pressions à l'équilibre : $P_1 = P_0 + mg/S$.

De même : $c_V T_2 = \frac{P_0 Sa + (m+M)gx}{\gamma - 1}$. On obtient donc à la fin :

$$(P_0S + (m+M)g)x = \frac{\gamma - 1}{\gamma}Mg(a+H) + (P_0S + mg)Sa$$
 (24)

• Pour retrouver x=a, il suffit juste résoudre l'équation en H précédente si x=a. On trouve :

$$H_C = \frac{a}{\gamma - 1} \tag{25}$$