

---

## CHAPITRE 2

# Entropie et deuxième principe

## 2.1 Entropie comme fonction d'état

★★★★★ Déterminer quelles fonctions suivantes peuvent représenter l'entropie d'un système de température positive. Dans ces expressions,  $E_0$  et  $V_0$  sont des constantes représentant une énergie par mole et un volume, respectivement.

1)

$$S(U, V, N) = NR \ln \left( 1 + \frac{U}{NE_0} \right) + \frac{RU}{E_0} \ln \left( 1 + \frac{NE_0}{U} \right)$$

2)

$$S(U, V, N) = \frac{RU}{E_0} \exp \left( - \frac{UV/V_0}{NE_0} \right)$$

3)

$$S(U, V, N) = \frac{RU}{(V^3/V_0^3) E_0}$$

4)

$$S(U, V, N) = RN^{2/5} \frac{U^{3/5} V^{2/5}}{E_0^{3/5} V_0^{2/5}}$$

## 2 Travail dépendant du processus

★★★★★ Trois processus sont effectués sur un gaz d'un état initial  $(p_1, V_1)$  à un état final  $(p_2, V_2)$  :

- 1) un processus isochore (volume constant) suivi d'un processus isobare (pression constante),
- 2) un processus isobare suivi d'un processus isochore,
- 3) un processus où  $pV$  est constant.

Pour ces trois processus, déterminer le travail effectué sur le gaz de l'état initial à l'état final. Ces processus sont supposés réversibles. Déterminer les expressions analytiques des travaux d'abord puis donner ensuite leurs valeurs numériques en joules.

---

### Application numérique

$p_1 = p_0 = 1$  bar,  $V_1 = 3V_0$ ,  $p_2 = 3p_0$  et  $V_2 = V_0 = 1$  l.

## 2.3 Pompe à vélo

★★★★ De l'air est comprimé dans la chambre à air d'un pneu de vélo à l'aide d'une pompe à vélo. La poignée de la pompe est descendue d'une position initiale  $x_2$  à une position finale  $x_1$  où  $x_1 < x_2$  et la norme de la force est supposée être donnée par,

$$F(x) = F_{\max} \frac{x_2 - x}{x_2 - x_1}$$

Le processus est supposé être réversible et le cylindre de la pompe a une section de surface  $A$ . Déterminer en termes de la pression atmosphérique  $p^{\text{ext}}$ ,

- 1) le travail  $W_p$  effectué par la main sur la poignée de la pompe,
- 2) la pression  $p(x)$ ,
- 3) le travail  $W_{12}$  effectué sur le système d'après la relation (??).

### Application numérique

$F_{\max} = 10$  N,  $x_1 = 20$  cm,  $x_2 = 40$  cm,  $A = 20$  cm<sup>2</sup> et  $p^{\text{ext}} = 10^5$  Pa.

## ☒4 Se frotter les mains

★★★★ Se frotter les mains est un processus dissipatif qu'on désire modéliser et quantifier. On considère les mains comme des solides indéformables et on suppose qu'il n'y a pas de transfert de chaleur entre les mains et l'environnement.

- 1) Déterminer la puissance extérieure  $P^{\text{ext}}$  dissipée par le frottement durant ce processus en termes de la force de frottement  $\mathbf{F}^{\text{fr}}$  et de la vitesse  $\mathbf{v}$ , supposée constante, d'une main par rapport à l'autre.
- 2) A température ambiante  $T$ , déterminer le taux de production d'entropie  $\Pi_S$  de ce processus.

### Application numérique

$\|\mathbf{F}^{\text{fr}}\| = 1$  N,  $\|\mathbf{v}\| = 0.1$  m/s et  $T = 25^\circ\text{C}$

## 2X Echauffement par brassage

★★★★ Dans une expérience analogue à celle de Joule, on utilise un moteur électrique au lieu d'un poids de masse  $M$  pour brasser le liquide. On considère que la puissance thermique  $P_Q$  due au frottement visqueux est connue. De plus, on suppose que l'énergie interne  $U$  est une fonction de la température  $T$  telle que  $U = M c_M T$ , où le coefficient  $c_M$ , qui représente la chaleur spécifique par unité de masse et de température, est connu et indépendant de la température.

- 1) Déduire l'accroissement de température  $\Delta T$  dû au brassage qui a lieu durant un intervalle de temps  $\Delta t$ .
- 2) Déterminer l'expression de la variation d'entropie  $\Delta S$  durant ce processus dont la température initiale est  $T_0$ .

### Application numérique

$$M = 200 \text{ g}, P_Q = 19 \text{ W}, c_M = 3 \text{ J g}^{-1}\text{K}^{-1}, \Delta t = 120 \text{ s} \text{ et } T_0 = 300 \text{ K.}$$

## 2.6 Variation d'entropie dans l'eau

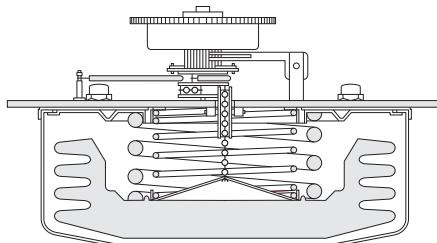
★★★★ De l'eau est chauffée par un petit chauffage électrique et la température de l'eau est mesurée. Le chauffage fournit de la chaleur au système à l'aide d'une puissance thermique  $P_Q$ . Le récipient est un calorimètre dont on peut négliger l'absorption de chaleur. Avant d'enclencher le chauffage, la température de l'eau est  $T_0$  et son entropie est  $S_0$ . Une évolution linéaire de la température donnée par  $T(t) = T_0 + A t$  est observée. Déduire la variation d'entropie  $\Delta S$  durant ce processus, qu'on supposera réversible.

## 2X Horloge suisse

★★★★ Une entreprise horlogère suisses mentionne dans son catalogue la puissance mécanique  $P_W$  dissipée par une de ses horloges (fig. ??). Le travail effectué sur l'horloge est dû à des fluctuations de température  $\Delta T$  autour de la température ambiante moyenne  $T$ . Il permet à l'horloge de fonctionner durant un intervalle de temps  $\Delta t$ . On considère que la pression atmosphérique  $p^{\text{ext}}$  est égale à la pression du gaz  $p$ , i.e.  $p^{\text{ext}} = p$ . La pression  $p$  et le volume  $V$  du gaz sont liés par la loi des gaz parfaits  $pV = NRT$  où  $R$  est la constante des gaz parfaits. En considérant que le gaz à l'intérieur de la capsule est toujours à l'équilibre avec l'air à l'extérieur de la capsule (pression et température intérieures et extérieures égales). D'après les données de l'entreprise horlogère, estimer le volume  $V$  de la capsule de gaz utilisée pour faire fonctionner cette horloge.

### Application numérique

$$P_W = 0.25 \cdot 10^{-6} \text{ W}, T = 25^\circ\text{C}, \Delta T = 1^\circ\text{C}, p^{\text{ext}} = 10^5 \text{ Pa} \text{ et } \Delta t = 1 \text{ jour.}$$



**Fig. 2.1** Un horloge reçoit de l'énergie d'une capsule de gaz (zone grise). Le gaz se détend et se comprime sous l'effet des fluctuations de la température ambiante.

### ☒ Détentes réversible et irréversible d'un gaz

★★★★ Une mole de gaz subit une détente au moyen de deux processus différents. Le gaz satisfait l'équation d'état  $pV = NRT$  où  $R$  est une constante,  $N$  est le nombre de moles,  $p$  la pression,  $T$  la température et  $V$  le volume du gaz. Les températures initiales et finales sont  $T_0$ . Les parois du récipient sont diathermiques. Toutefois, si un processus a lieu extrêmement rapidement, les parois peuvent être considérées comme adiabatiques. La pression initiale du gaz est  $p_1$ , la pression finale est  $p_2$ . Exprimer le travail effectué sur le gaz en termes de  $p_1$ ,  $p_2$  et  $T_0$  pour les processus suivants :

- 1) un processus isotherme réversible,
- 2) une variation de volume extrêmement rapide durant laquelle la pression exercée sur le gaz vaut  $p_2$ , suivie par un processus isochore durant lequel la température atteint à nouveau la température d'équilibre  $T_0$ .

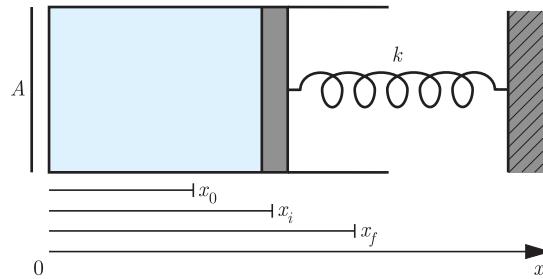
### 2.9 Processus adiabatique réversible sur un gaz

★★★★ Un gaz parfait à pression  $p$  et volume  $V$  est tel que son énergie interne est donnée par  $U = cpV$ , où  $c$  est une constante sans dimension. Déterminer la pression  $p(V)$  pour une compression ou une expansion adiabatique réversible.

### 2.10 Compression thermique d'un ressort

★★★★ On considère un piston de masse négligeable coulissant sans frottement dans un cylindre d'aire  $A$  et attaché à un ressort dont la constante de rappel est  $k$  (fig. ??). Lorsque le cylindre est vide, le piston se trouve en position  $x_0$ . On le remplit d'un gaz parfait qui satisfait la loi  $pV = NRT$ . L'énergie interne du gaz est donnée par  $U = cNRT$  où  $c > 0$  est une constante et  $R > 0$  également. Après remplissage, il se trouve alors à l'équilibre en position initiale  $x_i$ . On chauffe le cylindre et on constate qu'il se trouve alors à l'équilibre en

position finale  $x_f$ . On suppose que ce processus est réversible et que le système se trouve dans une enceinte à vide, c'est-à-dire que la pression dans l'enceinte est nulle. La masse du piston n'est pas prise en considération ici.



**Fig. 2.2** Un piston enfermant un gaz passe de la position  $x_i$  à la position  $x_f$ , lorsque le gaz contenu dans le cylindre est chauffé. Le piston est retenu par un ressort de constante élastique  $k$ . La position au repos du ressort est en  $x_0$ .

- 1) Déterminer le volume  $V_a$ , la pression  $p_a$  et la température  $T_a$  du gaz en position d'équilibre  $a$  en termes des paramètres  $k$ ,  $A$ ,  $x_0$  et  $x_a$ .
- 2) Montrer que la dérivée de la pression  $p$  par rapport au volume  $V$  est de la forme,

$$\frac{dp}{dV} = \frac{k}{A^2}$$

- 3) Déterminer le travail  $-W_{if}$  effectué par le gaz sur le ressort lorsque le piston se déplace de  $x_i$  à  $x_f$  en termes des paramètres  $k$ ,  $x_i$  et  $x_f$ .
- 4) Déterminer la variation d'énergie interne  $\Delta U_{if}$  du gaz lorsque le piston se déplace de  $x_i$  à  $x_f$  en termes des paramètres  $k$ ,  $c$ ,  $x_0$ ,  $x_i$  et  $x_f$ .