

Transformations infinitésimales en thermodynamique

- 💡 Difficulté d'analyse et compréhension, initiative requise ;
- ✂ Difficulté technique et calculatoire ;
- ⊗ Exercice important.

Flasher ce code pour accéder aux corrigés




Questions de cours

- 13.1** - Établir l'expression des capacités thermiques d'un gaz parfait en fonction de R et γ .
- 13.2** - Établir l'expression de l'entropie d'une phase condensée.
- 13.3** - En partant d'une identité thermodynamique, montrer sur l'exemple de la transition liquide-gaz qu'un changement d'état se fait toujours au profit de la phase de plus petit potentiel chimique.

Exercice 1 : Chauffage isobare d'un gaz parfait

💡 1 | ✂ 1

 ▷ *Transitoire thermique.*


On considère une enceinte calorifugée, fermée par un piston libre de coulisser sans frottements, contenant un gaz parfait. La pression extérieure est notée p_0 . Initialement, le volume de l'enceinte est V_0 , la température et la pression du gaz T_0 et p_0 .

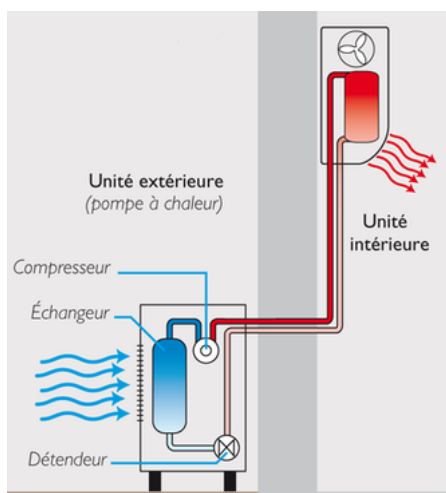
Il y a dans l'enceinte une résistance, alimentée par un générateur de courant idéal délivrant l'intensité I . La résistance varie avec la température selon la loi $R(T) = R_0 T / T_0$.

- 1 - Déterminer l'évolution de la température du gaz au cours du temps.
- 2 - En déduire l'expression de l'évolution du volume au cours du temps.

Exercice 2 : Chauffage par une pompe à chaleur

💡 2 | ✂ 2

 ▷ *Transitoire thermique ;*
▷ *Machine thermique.*



Une pompe à chaleur (abrégée PAC) est une machine thermique permettant d'effectuer un transfert thermique effectif de sens opposé au sens naturel, c'est-à-dire « du froid vers le chaud ». Dans une PAC, un fluide caloporteur est en écoulement dans un circuit passant alternativement à l'extérieur et à l'intérieur de la maison à chauffer. Rappelons que dans ce contexte l'extérieur de la maison est qualifié de « source froide » et l'intérieur de « source chaude ». À l'extérieur de la maison, le fluide reçoit une puissance thermique $\mathcal{P}_f > 0$ ainsi qu'une puissance mécanique $\mathcal{P}_m > 0$ au sein du compresseur, et à l'intérieur il reçoit une puissance thermique algébrique $\mathcal{P}_c < 0$, ce qui revient à dire que le fluide restitue un transfert thermique à l'intérieur de la maison.

Cet exercice s'intéresse à l'évolution de la température intérieure T_c lorsque la PAC est mise en marche alors que la température extérieure T_f est constante.

Hypothèses de travail :

- ▷ Puissance du compresseur $\mathcal{P}_m = \text{cte}$;
- ▷ Le démarrage de la PAC est de durée négligeable : celle-ci est toujours supposée en régime permanent ;
- ▷ Les pertes thermiques au travers des murs de la maison sont également négligées ;
- ▷ Toutes les évolutions thermodynamiques de la PAC sont considérées réversibles.

1 - Par application des principes de la thermodynamique au fluide caloporteur de la PAC pendant une durée infinitésimale dt , établir deux relations entre les puissances échangées et les températures des sources.

2 - Établir une relation supplémentaire en appliquant le premier principe à l'intérieur de la maison, de capacité thermique totale C , incluant l'air, les murs, le mobilier, etc.

3 - En déduire que la température T_c de la source chaude vérifie la relation

$$\left(1 - \frac{T_f}{T_c}\right) \frac{dT_c}{dt} = \frac{\mathcal{P}_m}{C}.$$

4 - En déduire la durée de chauffage τ nécessaire pour que la température intérieure s'élève de T_0 à $T_0 + \Delta T$.

Exercice 3 : Canon à neige

oral banque PT | 💡 2 | ✂ 2 | Ⓞ



- ▷ *Transitoire thermique ;*
- ▷ *Changement d'état.*

La neige artificielle est obtenue en pulvérisant de fines gouttes d'eau liquide à $T_0 = 10^\circ\text{C}$ dans l'air ambiant à $T_a = -15^\circ\text{C}$. Le déplacement dans l'air soumet chaque goutte à une perte thermique que l'on modélise à travers la loi de Newton,

$$\phi = h(T - T_a)S,$$

où ϕ est le flux thermique cédé par la goutte d'eau, T sa température, h un coefficient constant et S la surface à travers a lieu l'échange.

1 - En supposant la goutte indéformable de rayon R et à l'équilibre mécanique, établir la relation

$$\mu c R \frac{dT}{dt} = -3h(T - T_a).$$

2 - En déduire que

$$\frac{T - T_a}{T_0 - T_a} = e^{-t/\tau}$$

en exprimant τ en fonction de μ , R , c et h . En déduire l'instant t_1 au bout duquel la goutte d'eau atteint une température $T_1 = -5,0^\circ\text{C}$.

3 - Lorsque la goutte atteint T_1 , le phénomène de surfusion cesse : la goutte se solidifie partiellement. Calculer la fraction massique x de liquide restant à solidifier en supposant la transformation très rapide et adiabatique.

4 - Au bout de combien de temps la goutte est-elle totalement solidifiée ?

Données :

- ▷ rayon de la goutte d'eau $R = 0,20 \text{ mm}$,
- ▷ coefficient conducto-convectif $h = 65 \text{ W} \cdot \text{m}^{-2} \cdot \text{K}^{-1}$,
- ▷ masse volumique de l'eau liquide $\mu = 1,0 \cdot 10^3 \text{ kg} \cdot \text{m}^{-3}$,
- ▷ capacité thermique massique de l'eau liquide $c = 4,2 \cdot 10^3 \text{ J} \cdot \text{kg}^{-1}$,
- ▷ chaleur latente de fusion de la glace $\ell_{\text{fus}} = 330 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1}$.

Exercice 4 : Démonstration de la loi de Laplace

💡 1 | ✂ 2 | Ⓜ



- ▷ Gaz parfait ;
- ▷ Manipulation des différentielles.

1 - Rappeler la loi de Laplace en P, V et ses conditions d'application. Retrouver les variantes en T, V et en T, P .

L'objectif de l'exercice est de démontrer cette loi par les outils de la thermodynamique différentielle. On raisonne sur n moles de gaz parfait, d'exposant adiabatique γ , soumis seulement aux forces de pression, et qui subit une transformation adiabatique réversible quasi-statique. On rappelle que pour un gaz parfait $C_V = nR/(\gamma - 1)$.

2 - Montrer que

$$\frac{nR}{\gamma - 1} dT = -P dV.$$

3 - En déduire que $V dP = -\gamma P dV$.

4 - Intégrer cette relation par séparation des variables et conclure.

Exercice 5 : Transformation polytropique

💡 2 | ✂ 3



- ▷ Gaz parfait ;
- ▷ Identité thermodynamique ;
- ▷ Manipulation des différentielles.

On s'intéresse à l'évolution d'un gaz parfait subissant une transformation **polytropique**. De telles transformations sont intermédiaires entre des adiabatiques et des isothermes, et se rencontrent en thermodynamique industrielle, par exemple lorsque les transferts thermiques imparfaits ne suffisent pas à évacuer toute l'énergie libérée par une réaction chimique. Une telle transformation peut être modélisée par la relation

$$ds = c \frac{dT}{T}$$

où s est l'entropie massique, T la température thermodynamique, et c est une constante appelée la capacité thermique massique vraie de l'évolution.

On note par ailleurs c_P et c_v les capacités thermiques massiques à pression et volume constant du gaz ainsi que $r = R/M$, appelée constante massique du gaz.

1 - Montrer que l'évolution polytropique d'un gaz parfait vérifie (v étant le volume massique)

$$(c - c_V) \frac{dT}{T} - r \frac{dv}{v} = 0.$$

2 - En déduire par intégration qu'au cours d'une évolution polytropique $Pv^k = \text{cte}$ où k est une constante qui s'exprime en fonction de c_P , c_V et c .

3 - Réécrire la relation obtenue question 1 en fonction de k . En déduire que le travail massique reçu au cours de l'évolution vaut

$$\delta w = \frac{r}{k - 1} dT.$$

4 - En déduire le transfert thermique reçu par le gaz.

5 - Quelle valeur faut-il donner à k pour que l'évolution polytropique devienne une isobare ? une isochore ? une adiabatique ? une isotherme ? Interpréter.

Exercice 6 : Transformation polytropique

oral banque PT | 💡 3 | ✂ 3



- ▷ Gaz parfait ;
- ▷ Manipulation des différentielles.

Considérons n moles de gaz parfait, subissant une transformation polytropique réversible, telle que $\delta Q = a dH$.

1 - Montrer qu'il existe un réel k tel que $PV^k = \text{cte}$. Exprimer k en fonction de a et du coefficient isentropique γ .

2 - Déterminer les valeurs de a et k pour les transformations usuelles : isobare, isentropique, isotherme.