Exercices chapitre 8

Version du 23 septembre 2014 CC-BY-SA Olivier Cleynen — thermo.ariadacapo.net

Les propriétés de l'eau sont toutes tabulées dans les abaques n°1, 2 et 3.

L'air est considéré comme un gaz parfait.

$$c_{\nu(\text{air})} = 718 \,\text{J kg}^{-1} \,\text{K}^{-1}$$
 $R_{\text{air}} = 287 \,\text{J kg}^{-1} \,\text{K}^{-1}$ $c_{p(\text{air})} = 1005 \,\text{J kg}^{-1} \,\text{K}^{-1}$ $\gamma_{\text{air}} = 1,4$

Nous admettons que pour une évolution adiabatique réversible (sans apport de chaleur et infiniment lente) les propriétés de l'air suivent les trois relations suivantes :

$$\left(\frac{T_1}{T_2}\right) = \left(\frac{\nu_2}{\nu_1}\right)^{\gamma - 1} \tag{4/36}$$

$$\left(\frac{T_1}{T_2}\right) = \left(\frac{p_1}{p_2}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \tag{4/37}$$

$$\left(\frac{p_1}{p_2}\right) = \left(\frac{v_2}{v_1}\right)^{\gamma} \tag{4/38}$$

Nous admettons également que la variation d'entropie d'un gaz parfait, pour n'importe quelle évolution, est quantifiée par les relations suivantes :

$$\Delta s = s_2 - s_1 = c_v \ln \frac{T_2}{T_1} + R \ln \frac{v_2}{v_1}$$
 (8/11)

$$\Delta s = s_2 - s_1 = c_p \ln \frac{T_2}{T_1} - R \ln \frac{p_2}{p_1}$$
 (8/12)

8.1 Détente d'un liquide/vapeur

Une masse de 10 kg d'eau est à 45 bar et 600 °C.

- 1. Quelle est la quantité maximale de travail qu'il est possible d'extraire de cette masse d'eau, sans lui fournir de chaleur, si on peut la détendre jusqu'à 4 bar ?
- 2. Si la détente était poursuivie jusqu'à une pression plus basse, à quelle température l'eau se condenserait-elle?
- 3. Tracez qualitativement l'évolution suivie sur un diagramme température-entropie, en y représentant la courbe de saturation.

8.2 Variations élémentaires d'un gaz parfait

Parmi les évolutions d'un gaz parfait décrites en figure 8.11, identifiez l'évolution à température constante, à pression constante, isentropique, et à volume constant.

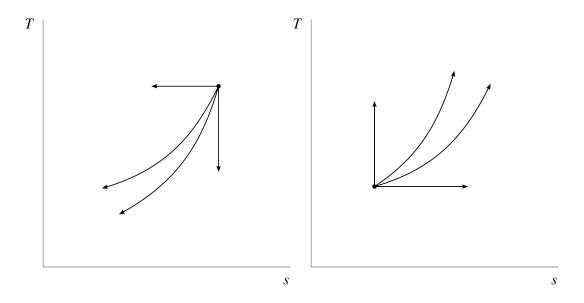


FIGURE 8.11 – Évolutions élémentaires d'un gaz parfait

8.3 Chauffage à température constante

On fournit lentement une quantité de chaleur $3\,000\,\mathrm{kJ\,kg^{-1}}$ à une masse d'eau liquide saturée à $200\,^\circ\mathrm{C}$. La température est maintenue constante pendant toute l'évolution.

Quelle est la quantité de travail développée par l'eau pendant l'évolution? Tracez qualitativement l'évolution suivie sur un diagramme température-entropie et un diagramme pression-volume, en y représentant la courbe de saturation.

8.4 Cycle de Carnot

Représentez qualitativement le cycle suivi par le fluide à l'intérieur d'une pompe à chaleur opérant selon le cycle de Carnot sur un diagramme température-entropie, en y représentant les deux transferts de chaleur.

Comment le cycle serait-il modifié si la compression et la détente restaient adiabatiques mais n'étaient pas réversibles?

8.5 Turbine à vapeur

Dans une centrale à vapeur, un débit de $250\,\mathrm{t}\,\mathrm{h}^{-1}$ de vapeur rentre à $55\,\mathrm{bar}$ et $660\,\mathrm{^{\circ}C}$ dans la turbine.

La turbine détend la vapeur de façon adiabatique réversible. Lorsque la pression atteint $10 \, \text{bar}$, on prélève de la vapeur avec un faible débit $(1 \, \text{kg s}^{-1})$, pour réchauffer une autre partie de la centrale. La vapeur restant dans la turbine est détendue jusqu'à une pression de $0,18 \, \text{bar}$.

Quelle est la puissance mécanique développée par la turbine?

8.6 Sens des transformations (1)

Une masse d'air suit une évolution sans apport de chaleur. Il y a deux états :

- Un état X à 5 bar et 500 °C;
- Un état Y à 1 bar et 300 °C.

Quel est le seul sens $(X \to Y \text{ ou } Y \to X)$ dans lequel l'évolution peut avoir lieu?

Représentez qualitativement l'évolution sur un diagramme pression-volume et températureentropie.

8.7 Sens des transformations (2)

De l'eau suit une évolution pendant laquelle on lui retire 2 MJ kg $^{-1}$ de chaleur (sa température étant alors figée à 250 °C). Il y a deux états, un au début et l'autre à la fin :

- Un état X à l'état de vapeur saturée à 200 °C;
- Un état *Y* à l'état de liquide saturé à 240 °C.

Quel est le seul sens $(X \to Y \text{ ou } Y \to X)$ dans lequel l'évolution peut avoir lieu?

8.8 Détente d'air comprimé

L'air dans un cylindre isolé thermiquement est détendu depuis 6,8 bar et 430 $^{\circ}$ C jusqu'à 1 bar. À la sortie, la température est mesurée à 150 $^{\circ}$ C.

La détente est réversible ? Tracez qualitativement l'évolution sur un diagramme températureentropie.

8.9 Questions de cours

- 1. Quelle est la différence entre l'entropie et la capacité calorifique, qui ont toutes les deux les mêmes unités ?
- 2. À quoi ressemblerait la figure 8.9 si le transfert de chaleur était poursuivi au-delà d'une quantité infinitésimale de chaleur d*Q* ?

8.10 Pompe à air

De l'air rentre dans une petite pompe centrifuge avec un débit de 4 kg min⁻¹. La pompe n'est pas isentropique, mais on peut négliger ses pertes de chaleur.

À l'entrée, l'air est à 1 bar bar et 15 °C.

À la sortie, la pression est à 2 bar et on mesure la température à 97 °C.

- 1. Quelle est la puissance requise pour alimenter le compresseur ?
- 2. Quelle serait la puissance si la compression se faisait de façon isentropique?
- 3. Quels seraient les transferts de chaleur et de travail nécessaires pour ramener l'air à ses conditions initiales (en minimisant les transferts de chaleur)?

8.11 Centrale électrique théorique

Pendant la conception d'une centrale électrique on étudie la possibilité de faire suivre à l'eau un cycle de Carnot. La chaleur dégagée par la combustion du charbon est transmise à une chaudière à vapeur. La vapeur est détendue dans une turbine, qui alimente une génératrice électrique.

De A à B L'eau est compressée dans une pompe isentropique.

En A, le mélange liquide-vapeur est à pression de 0,04 bar.

En B, l'eau est à l'état de liquide saturé, à pression de 40 bar.

De B à C L'eau est chauffée à pression constante (40 bar) dans la chaudière. En C, l'eau est à l'état de vapeur saturée.

De C à D L'eau est détendue dans la turbine isentropique. En D, l'eau est à la pression initiale, c'est-à-dire 0,04 bar.

De D à A L'eau est refroidie dans un condenseur à pression constante (0,04 bar).

- 1. Schématisez les éléments du circuit suivi par la vapeur, et tracez qualitativement le cycle suivi sur un diagramme température-entropie, en y représentant la courbe de saturation.
- 2. Quel est le titre de l'eau lorsque la condensation est interrompue (en A) ? Quelle est alors l'enthalpie spécifique ?
- 3. Quel est le titre à la sortie de la turbine (en D) et l'enthalpie spécifique en ce point?
- 4. Quelle est la puissance développée par la turbine?
- 5. Quelle est la puissance de la chaudière?
- 6. Quelle est la puissance de la pompe?
- 7. Quel est le rendement de l'installation?

8.12 Transferts de chaleur irréversibles

Un moteur à vapeur fonctionne sur un cycle de Carnot, avec un flux continu (débit : 2 kg s^{-1}), entre les points de saturation de l'eau. Le moteur est conçu pour exploiter une source de chaleur à moyenne température ($400 \,^{\circ}\text{C}$), issue de la combustion de déchets industriels, et rejeter de la chaleur dans une rivière à basse température ($10 \,^{\circ}\text{C}$).

La chaudière a des parois épaisses pour réduire l'impact des imperfections de fabrication et pour soutenir la pression élevée de l'eau. Cette épaisseur impose un gradient de température important à travers les parois (10 °C). Il en va de même dans le condenseur (gradient : 5 °C de gradient).

- 1. De combien l'entropie de l'ensemble {source de chaleur + eau} augmente-t-elle ?
- 2. De combien l'entropie de l'ensemble {puits de chaleur + eau} augmente-t-elle ?
- 3. Quelle est la perte de puissance associée à cette augmentation d'entropie?
- 4. Quelle(s) propriété(s) du matériau constituant la chaudière sont-elles les plus désirables pour minimiser ce problème?

8.13 Compressions et détentes irréversibles

L'équipe d'ingénieurs en charge du moteur de l'exercice précédent (cycle de Carnot fonctionnant entre $290\,^{\circ}\text{C}$ et $15\,^{\circ}\text{C}$) découvre que les phases de compression et détente ne se font pas de façon réversible.

Le compresseur amène bien l'eau à température haute mais sa consommation de travail est $10\,\%$ plus importante que prévu. La turbine amène bien l'eau à température basse, mais elle fournit $10\,\%$ d'énergie mécanique en moins que prévu.

- 1. De combien l'entropie de la vapeur augmente-t-elle dans chacun de ces deux composants ?
- 2. De combien augmentent les rejets de chaleur?
- 3. Quelle est la perte en efficacité de l'installation par rapport à une installation réversible ?

Résultats

① De nombreux exercices sont corrigés intégralement dans les annales publiées à l'addresse http://thermo.ariadacapo.net/.

8.1 1)
$$u_1 = 3276,4 \,\mathrm{kJ}\,\mathrm{kg}^{-1}$$
 et $u_1 = 2703,3 \,\mathrm{kJ}\,\mathrm{kg}^{-1}$: $W_{\mathrm{max.}} = -5,731 \,\mathrm{MJ}$.
2) $T_3 = 103,51 \,\mathrm{^{\circ}C}$

- **8.2** *Dans le sens horaire, en partant de la verticale, sur les deux graphiques :* isentropique, isochore, isobare, isotherme.
- **8.3** $s_2 = 8,671 \,\mathrm{kJ} \,\mathrm{K}^{-1} \,\mathrm{kg}^{-1}$; ainsi $u_2 = 2660,89 \,\mathrm{kJ} \,\mathrm{kg}^{-1}$; enfin $w_{1\to 2} = -1,19 \,\mathrm{MJ} \,\mathrm{kg}^{-1}$.
- **8.5** $h_1 = 3803.5 \,\mathrm{kJ \, kg^{-1}}$; $h_2 = 2677.7 \,\mathrm{kJ \, kg^{-1}}$; $h_3 = 2413.6 \,\mathrm{kJ \, kg^{-1}}$: on a donc $\dot{W}_{\mathrm{turbine}} = -96.26 \,\mathrm{MW}$.
- **8.6** $s_Y s_X = +161,08 \,\mathrm{J}\,\mathrm{K}^{-1}\,\mathrm{kg}^{-1}$ ainsi le sens est $X \to Y$.
- 8.7 On suppose $X \to Y$, alors $\Delta s = -3,728 \text{ kJ K}^{-1} \text{ kg}^{-1} \text{ mais } \int_X^Y \left(\frac{dq}{T}\right)_{\text{chemin r\'eel}} = -3,823 \text{ kJ K}^{-1} \text{ kg}^{-1}$ ainsi le sens est bien $X \to Y$ (encore!).
- **8.8** $\Delta s = +39,77 \,\mathrm{J \, K^{-1} \, kg^{-1}}$ mais $\int_1^2 \left(\frac{\mathrm{d}q}{T}\right)_{\mathrm{chemin \, r\acute{e}el}} = 0 \,\mathrm{kJ \, K^{-1} \, kg^{-1}}$, ainsi la transformation est irréversible.
- **8.10** 1) $\dot{W}_{\text{pompe}} = +5,493 \,\text{kW}$ 2) $\dot{W}_{\text{idéal}} = +4,231 \,\text{kW}$ 3) Détente lente pour obtenir $\dot{W}_{2\rightarrow 1} = -4,231 \,\text{kW}$ en refroidissant avec $\dot{Q}_{2\rightarrow 1} = -1,262 \,\text{kW}$.
- **8.12** 1) $\dot{S}_{\text{haute temp\'erature}} = +91,77 \, \text{W K}^{-1} \text{ (ou J/(K s))}$ 2) $\dot{S}_{\text{basse temp\'erature}} = +92,4 \, \text{W K}^{-1}$ 3) $\dot{W}_{\text{perdue}} = +52,14 \, \text{kW}$
- **8.13** 1) $\Delta s_{\text{compresseur}} = +1,454 \,\text{kJ} \,\text{K}^{-1} \,\text{kg}^{-1}$; $\Delta s_{\text{turbine}} = +0,382 \,\text{kJ} \,\text{K}^{-1} \,\text{kg}^{-1}$ 2) +14,6 % 3) -9 pt (jusqu'à 39,82 %)