

**Machines à écoulement de fluide : Cycle d'une centrale nucléaire REP**

- 1 Il s'agit d'**éviter les fuites de radioactivité** dans l'environnement, seule l'eau du circuit primaire étant directement en contact avec la matière radioactive.
- 2 Il s'agit d'une machine **motrice**, dans laquelle la source chaude est l'eau du circuit primaire et la source froide l'eau du circuit de refroidissement.
- 3 Voir figure 3.
- 4 On lit  $T_2 = 180\text{ °C}$  (encoche horizontale),  $T_5 \approx 35\text{ °C}$  (encoche verticale mais lecture précise difficile) et  $x_2 = x_4 = 0,90$ .
- 5 Par application du premier principe industriel à la turbine haute pression (étape 1-2),

$$h_2 - h_1 = \underset{\substack{\uparrow \\ \text{1er P}}}{w_{12} + q_{12}} \quad \text{d'où} \quad w_{12} \approx 2550 - 2780 = -230 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1}.$$

De même pour la turbine basse pression,

$$w_{34} = h_4 - h_3 = 2330 - 3050 = -720 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1}.$$

Le travail algébrique total fourni par les turbines vaut donc

$$w_{\text{turb}} = w_{12} + w_{34} = -950 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1}.$$

- 6 En supposant le rendement de l'alternateur égal à 100 %,

$$P = D w_{\text{turb}} \quad \text{d'où} \quad D = \frac{P}{w_{\text{turb}}} = 1,4 \cdot 10^3 \text{ kg} \cdot \text{s}^{-1}.$$

- 7 L'eau échange du transfert thermique avec la source chaude dans le générateur de vapeur et dans le surchauffeur. Les transformations y sont isobares, donc sans travail indiqué. D'après le premier principe appliqué au générateur de vapeur,

$$q_{61} = h_1 - h_6 \approx 2780 - 130 = 2650 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1}.$$

De même, pour le surchauffeur

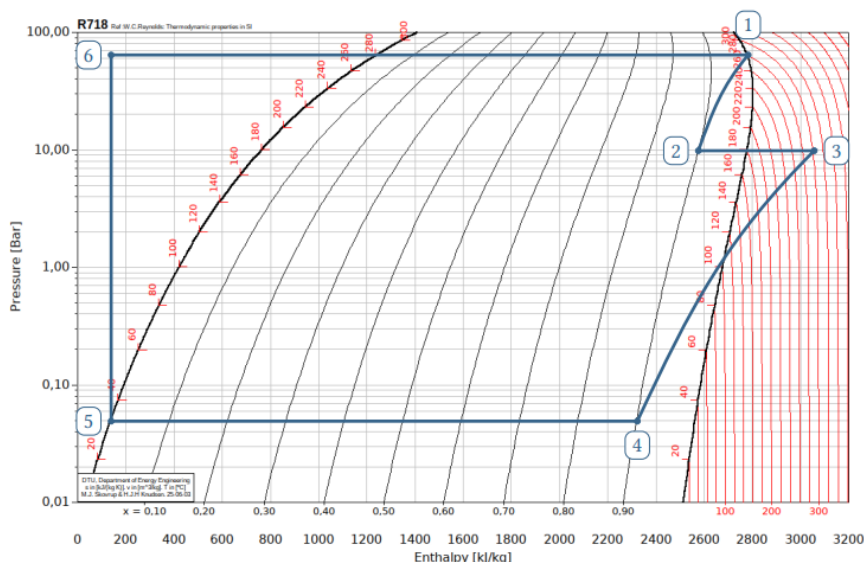
$$q_{23} = h_3 - h_2 \approx 3050 - 2550 = 500 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1}.$$

Au total,

$$q_{\text{ch}} = q_{61} + q_{23} = 3150 \text{ kJ} \cdot \text{kg}^{-1}.$$

Le rendement thermodynamique vaut donc

$$\eta = -\frac{w_{\text{turb}}}{q_{\text{ch}}} = 0,30.$$



**Machines à pistons : Moteur Diesel à double combustion**

1 La transformation 1 → 2 est une adiabatique réversible d'un gaz parfait. D'après la loi de Laplace en température et volume,  $TV^{\gamma-1} = \text{cte}$ , d'où

$$T_2 = T_1 \left( \frac{V_1}{V_2} \right)^{\gamma-1} \quad \text{soit} \quad T_2 = \beta^{\gamma-1} T_m = 9,1 \cdot 10^2 \text{ K.}$$

La transformation 2 → 3 est isochore, d'où on déduit de l'équation d'état

$$\frac{P_3}{T_3} = \frac{P_2}{T_2} \quad \text{avec} \quad \begin{cases} T_2 = \beta^{\gamma-1} T_m \\ P_3 = p_M \\ P_2 = \left( \frac{V_1}{V_2} \right)^\gamma P_1 = \beta^\gamma p_m \end{cases}$$

ce qui conduit à

$$T_3 = \frac{p_M}{\beta p_m} T_m = 1,0 \cdot 10^3 \text{ K.}$$

Enfin, la loi de Laplace appliquée sur 4 → 5 qui est adiabatique réversible donne

$$T_5 = \left( \frac{V_4}{V_5} \right)^{\gamma-1} T_4$$

où le volume  $V_4$  s'exprime en fonction de  $V_3 = V_m$  par la caractéristique de l'isobare,

$$\frac{V_4}{T_4} = \frac{V_3}{T_3}$$

ce qui donne

$$T_5 = \left( \frac{V_3}{V_5} \frac{T_4}{T_3} \right)^{\gamma-1} T_4 = \left( \frac{1}{\beta} \frac{T_m}{T_m} \frac{\beta p_m}{p_M} \right)^{\gamma-1} T_m \quad \text{donc} \quad T_5 = \left( \frac{T_m p_m}{T_m p_M} \right)^{\gamma-1} T_m = 8,8 \cdot 10^2 \text{ K.}$$

2 Notons  $n$  la quantité de matière de gaz du mélange. Le transfert thermique  $Q_c$  est fourni au cours des étapes 2 → 3 et 3 → 4. En utilisant d'une part le bilan d'énergie (premier principe) appliquée à 2 → 3 qui est isochore et d'autre part le fait que le système soit un gaz parfait, on trouve

$$\Delta_{2 \rightarrow 3} U = \underset{\substack{\uparrow \\ \text{1er P isoV}}}{0} + Q_{2 \rightarrow 3} = \underset{\substack{\uparrow \\ \text{GP}}}{C_V} (T_3 - T_2)$$

De même, pour 3 → 4 qui est une isobare sans travail autre que celui des forces de pression apparentes, on obtient

$$\Delta_{3 \rightarrow 4} H = \underset{\substack{\uparrow \\ \text{1er P isoP}}}{0} + Q_{3 \rightarrow 4} = \underset{\substack{\uparrow \\ \text{GP}}}{C_P} (T_4 - T_3) = \gamma C_V (T_4 - T_3)$$

Finalement,

$$Q_c = Q_{2 \rightarrow 3} + Q_{3 \rightarrow 4} \quad \text{donc} \quad Q_c = C_V [T_3 - T_2 + \gamma(T_4 - T_3)]$$

3 Comme 5 → 1 est une isochore d'un gaz parfait, on a

$$\Delta_{5 \rightarrow 1} U = \underset{\substack{\uparrow \\ \text{1er P}}}{0} + Q_{5 \rightarrow 1} = \underset{\substack{\uparrow \\ \text{GP}}}{C_V} (T_1 - T_5) \quad \text{d'où} \quad Q_f = C_V (T_1 - T_5).$$

4 D'après le premier principe appliqué sur l'ensemble du cycle,

$$\Delta U = \underset{\substack{\uparrow \\ \text{1er P}}}{W} + Q_c + \underset{\substack{\uparrow \\ \text{cycle}}}{Q_f} = 0$$

et ainsi

$$W = -C_V [T_3 - T_2 + \gamma(T_4 - T_3)] - C_V (T_1 - T_5)$$

$$W = C_V [T_2 - T_3 + T_5 - T_1 + \gamma(T_3 - T_4)]$$

5 Le rendement du moteur est défini par

$$\eta = \left| \frac{W}{Q_c} \right| = -\frac{W}{Q_c} = 63 \%$$