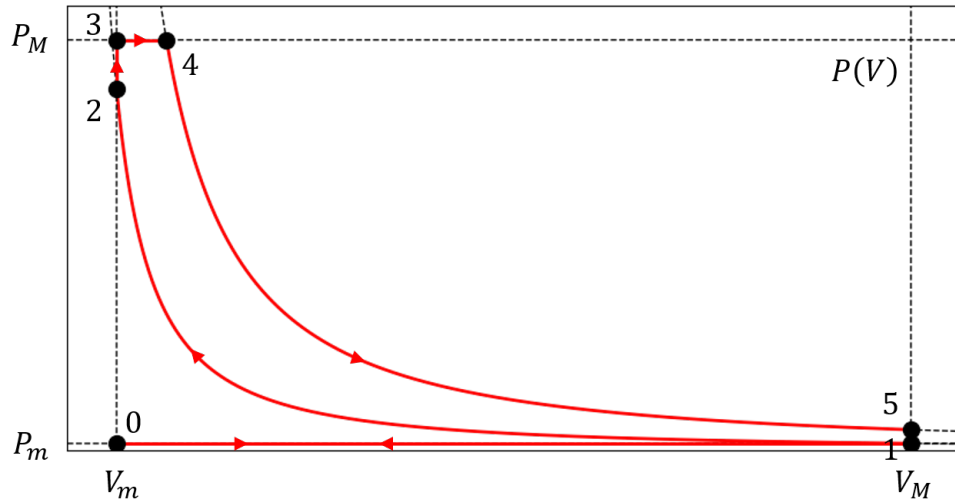


## Moteur Diesel à double combustion

Dans les moteurs Diesel à double combustion, le cycle décrit par le mélange air-carburant est modélisable par celui d'un système fermé. Après la phase d'admission  $0 \rightarrow 1$  qui amène le mélange au point 1 du cycle, celui-ci subit une compression adiabatique supposée réversible jusqu'au point 2. Après injection du carburant en 2, la combustion s'effectue d'abord de façon isochore de  $2 \rightarrow 3$  puis se poursuit de façon isobare de  $3 \rightarrow 4$ . La phase de combustion est suivie d'une détente adiabatique à nouveau prise réversible de  $4 \rightarrow 5$ , puis d'une phase d'échappement isochore  $5 \rightarrow 1$  puis isobare  $1 \rightarrow 0$ .



Au point 1 du cycle, la pression  $P_m = 1$  bar et la température  $T_m = 293$  K sont minimales. La pression maximale, aux points 3 et 4, est  $P_M = 60$  bar et la température maximale, au point 4, vaut  $T_M = 2073$  K. Le rapport volumétrique de compression vaut :

$$\beta = \frac{V_M}{V_m} = 17$$

On suppose que le mélange air-carburant se comporte exactement comme l'air, c'est-à-dire comme un gaz parfait diatomique de masse molaire  $M = 29 \text{ g}\cdot\text{mol}^{-1}$ , et de coefficient  $\gamma = 1,4$ .

- 1) Exprimer les températures  $T_2$ ,  $T_3$  et  $T_5$  en fonction de  $P_m$ ,  $P_M$ ,  $T_m$ ,  $T_M$  et  $\beta$ . Calculer les valeurs numériques.
- 2) Calculer le transfert thermique massique  $q_c$  reçu par l'air au cours de la phase de combustion  $2 \rightarrow 4$ .

3) Calculer le transfert thermique massique  $q_f$  échangé avec le milieu extérieur entre les points 5 et 1.

4) En déduire le travail massique  $w$  échangé au cours d'un cycle.

5) Définir et calculer le rendement de ce moteur. Commenter la valeur trouvée.



Correction

## Correction

1) Pour tout l'exercice, on pourra utiliser la valeur de  $nR$  suivante :

$$P_m V_M = nRT_m \Rightarrow nR = \frac{P_m V_M}{T_m}$$

Loi de Laplace entre 1 et 2 :

$$TV^{\gamma-1} = cte \Rightarrow T_1 V_1^{\gamma-1} = T_2 V_2^{\gamma-1} \Rightarrow T_2 = T_m \beta^{\gamma-1} = 910 \text{ K}$$

Équation d'état des gaz parfaits en 3 :

$$T_3 = \frac{P_M V_m}{nR} = T_m \frac{P_M}{P_m \beta} = 1034 \text{ K}$$

Loi de Laplace entre 4 et 5 :

$$TV^{\gamma-1} = cte \Rightarrow T_M V_4^{\gamma-1} = T_5 V_M^{\gamma-1} \Rightarrow T_5 = T_M \left( \frac{V_4}{V_M} \right)^{\gamma-1}$$

Équation d'état des gaz parfaits en 4 :

$$V_4 = \frac{nRT_M}{P_M} = V_M \frac{P_m T_M}{P_M T_m}$$

On en déduit :

$$T_5 = T_M \left( \frac{P_m T_M}{P_M T_m} \right)^{\gamma-1} = 882 \text{ K}$$

2) Pour l'étape 2  $\rightarrow$  3 isochore, le premier principe + la loi de Joule donnent (en massique) :

$$\Delta u_{23} = q_{23} = \frac{R}{M(\gamma-1)} (T_3 - T_2) = 88,9 \text{ J}\cdot\text{g}^{-1}$$

Pour l'étape 3  $\rightarrow$  4 isobare, le premier principe (version enthalpique) + la loi de Joule donnent (en massique) :

$$\Delta h_{34} = q_{34} = \frac{\gamma R}{M(\gamma-1)} (T_4 - T_3) = 1042 \text{ J}\cdot\text{g}^{-1}$$

On en déduit :

$$q_c = q_{23} + q_{34} = 1131 \text{ J}\cdot\text{g}^{-1}$$

3) Pour l'étape 5  $\rightarrow$  1 isochore, le premier principe + la loi de Joule donnent (en massique) :

$$\Delta u_{51} = q_{51} = q_f = \frac{R}{M(\gamma-1)} (T_1 - T_5) = -422 \text{ J}\cdot\text{g}^{-1}$$

4) Si on applique le premier principe sur un cycle :

$$\Delta u = 0 = q_f + q_c + w \Rightarrow w = -q_f - q_c = -710 \text{ J}\cdot\text{g}^{-1}$$

5) Le rendement moteur vaut :

$$\eta = -\frac{w}{q_c} = 62,7 \%$$

C'est un très bon rendement pour un moteur, assez proche de celui de Carnot :

$$\eta_c = \frac{T_M - T_m}{T_M} = 85,9 \%$$