

**Réservoir d'air comprimé**

**Questions de cours**

1°) Soit un système ouvert à plusieurs entrées ou sorties.  
 On néglige les énergies cinétiques et de pesanteur.  
 Certaines parties du système sont mobiles et reliées à un axe sur lequel on récupère du travail utile  $W^u$ .  
 En appliquant le 1<sup>er</sup> principe,  
 montrer que la variation d'énergie interne  $dU$  du système pendant  $dt$

est donnée par 
$$dU = \delta W^u + \delta Q + \sum_j h_j dm_j$$

avec  $\delta W^u$  le travail utile et  $\delta Q$  la chaleur échangés par le système pendant  $dt$ .  
 $h_j$  est l'enthalpie du fluide dans les conditions de l'entrée/sortie J.

2°) Le système est à une entrée 1 une sortie 2. Si le système est dans un régime permanent, c'est-à-dire que son énergie interne  $U$  ne varie pas, *Montrer que dans ce cas*

$$\delta h_{1-2} = \delta q_{1-2} + \delta w_{1-2}^u$$

avec  $\delta h_{1-2}$  la variation d'enthalpie de l'unité de masse du fluide qui rentre en 1 et sort en 2.  
 (les grandeurs en minuscule sont massique)

3°) *Démontrer que, pour un gaz parfait, la variation d'entropie massique entre les états 1 et 2 est donnée par*

$$\Delta s = \frac{r}{\gamma - 1} \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) + r \ln\left(\frac{v_2}{v_1}\right).$$

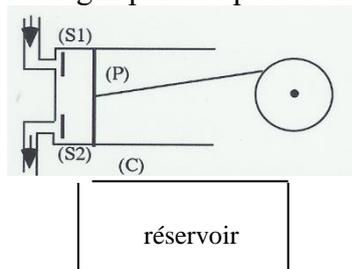
On rappelle que pour un gaz parfait le coefficient calorimétrique  $\gamma$  est tel que  $\gamma = c_p/c_v$ .

$r$  est la constante massique du gaz parfait,  $\gamma = c_p/c_v$ ;  $c_p$  et  $c_v$  sont constants et  $c_p - c_v = r$ .

**Etude de la compression de l'air considéré comme un gaz parfait**

Soit un compresseur qui permet de faire passer la pression de  $P_i$  à  $P_f$

On définit  $r$  la constante massique des gaz parfaits pour l'air,  $\gamma = c_p/c_v$ ;  $c_p$  et  $c_v$  sont constants.



1°) La compression est réversible et adiabatique

*Démontrer la relation qui lie  $P$  et  $v$  (le volume massique) au cours de cette transformation.*

- calculer la température finale  $T_f$  en fonction de la température initiale  $T_i$ , du rapport des pressions  $P_f/P_i$  et de  $\gamma$

- Calculer le travail utile  $w^u$  (par unité de masse) échangé au cours de la transformation en fonction de  $r$ ,  $\gamma = c_p/c_v$ , et des conditions initiale et finale de température.

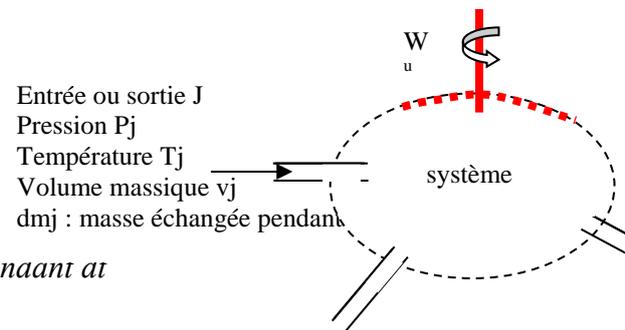
2°) Application numérique :

le gaz est de l'air ;  $\gamma = 1,4$ ,  $R = 8,32$  (SI) ; masse molaire de l'air  $M_{air} = 0,029$  (SI)

la température initiale est  $T_1 = 300K$

*Calculer la température finale de compression  $T_f$  si le rapport de compression est  $P_f/P_i = 10$*

*Calculer le travail utile  $w^u$  (par unité de masse).*



## Etude de l'évolution de température dans le réservoir d'air comprimé

### L'air est toujours considéré comme un gaz parfait

$c_p$  et  $c_v$  sont constants et  $c_p - c_v = r$ .

On suppose que le réservoir n'échange pas de chaleur avec l'extérieur.

Si on considère le volume d'air dans le réservoir, il représente un système ouvert. A chaque cycle une masse  $dm$  rentre dans ce système et sa température augmente

1°) questions préliminaires :

on considère que la référence des enthalpies est nulle à  $T_0$ , c'est à dire que  $h(T_0)=0$ .

*Montrer alors que l'enthalpie  $h$  s'écrit :  $h(T)=c_p(T-T_0)$*

*En déduire que  $u(T)=c_v(T-T_0)-P_0v_0$*

2°) *Calculer la variation  $dU$  du système, quand il échange la masse  $dm$ , en fonction de  $c_p$ ,  $T$ ,  $T_0$  et  $dm$ . La température finale  $T$  en sortie du compresseur est supposée égale à celle de l'air dans le réservoir*

3°) *En déduire la relation  $\frac{dm}{m} = \frac{c_v}{r} \frac{dT}{T}$ , où  $m$  est la masse d'air dans le réservoir*

4°) On donne  $T_0$  la température initiale et  $m_0$  la masse initiale dans le réservoir.

*donner l'expression de  $T$  en fonction de  $T_0$ , du rapport  $m/m_0$  et de  $\gamma$ .*

5°) Application numérique :

le gaz est de l'air,  $\gamma = 1,4$ ,  $R = 8,32$  (SI) ; masse molaire de l'air  $M_{\text{air}} = 0,029$  (SI).

le volume balayé pendant la phase de compression dans l'appareil représenté ci-dessus est de  $0,1E-3$  m<sup>3</sup>.  $\rho_{\text{air}} = 1$ . (SI) à  $P_0 = 1$  atm.

Le compresseur tourne à 1300 tours/mn.

*Calculer le débit massique du compresseur.*

*Calculer la masse  $m$  introduite au bout d'une minute dans le réservoir*

*En déduire la température  $T$  de l'air dans le réservoir, sachant que  $V_0 = 1$  m<sup>3</sup>,  $P_0 = 1$  atm et  $T_0 = 300$  K.*

## Réponses

### Questions de cours

1°) Démonstration faite en cours. Raisonnement que les élèves doivent comprendre et savoir

2°) Démonstration faite en cours. Raisonnement que les élèves doivent comprendre et savoir

3°) Démonstration faite en cours. Raisonnement que les élèves doivent comprendre et savoir

### Etude de la compression de l'air considéré comme un gaz parfait

$$1^\circ) \Delta s_{i-f} = 0 \implies \frac{r}{\gamma-1} \ln(T) + r \ln(v) = cst \implies T^{1/(\gamma-1)} v = cst$$

Comme  $Pv=rT$ , on obtient  $Pv^\gamma = cst$ , ce qui peut aussi s'écrire  $P^{1-\gamma} T^\gamma = cst$

$$\text{Donc } \frac{T_f}{T_i} = \left[ \frac{P_f}{P_i} \right]^{(\gamma-1)/\gamma}$$

Pas d'échange de chaleur, et d'après le 2°) des questions de cours

$$W^u = \Delta h_{i-f} = c_p (T_f - T_i)$$

Ou encore exprimé en fonction de  $\gamma$  et  $r$

$$W^u = r \gamma / (\gamma-1) (T_f - T_i)$$

$$2^\circ) r = 286,9 \text{ (SI)}, T_f = 579,2 \text{ K}, W^u = 280,4 \text{ kJ/kg}$$

### Etude de l'évolution de température dans le réservoir d'air comprimé

$$1^\circ) h(T) - h(T_0) = c_p (T - T_0) \implies h(T) = c_p (T - T_0)$$

$$u(T) - u(T_0) = c_v (T - T_0) \implies u(T) = c_v (T - T_0) + u(T_0)$$

$$\text{on a } u(T_0) = h(T_0) - P_0 v_0 = - P_0 v_0 \implies u(T) = c_v (T - T_0) - P_0 v_0$$

2°) En appliquant le résultat de la question de cours du 1°)

$$dU = h(T) dm$$

Rq : le réservoir ne produit pas de  $W^u$

Rq : Dans cet exercice l'énergie interne  $U$  dans le réservoir varie, contrairement au raisonnement appliqué dans l'exercice précédent.

3°) Pour le réservoir contenant une masse  $m$  d'air (le système) on a :  $U = u m$

$$dU = m du + u dm = m c_v dT + [c_v (T - T_0) - P_0 v_0] dm$$

$$\text{donc } c_p (T - T_0) dm = m c_v dT + [c_v (T - T_0) - P_0 v_0] dm$$

$$\text{en regroupant les termes en } dm : [c_p (T - T_0) - c_v (T - T_0) + P_0 v_0] dm = m c_v dT$$

$$\implies r T dm = m c_v dT, \text{ donc la formule recherchée}$$

4°) en intégrant  $m/m_0 = (T/T_0)^{1/(\gamma-1)}$

$$5^\circ) m_{\text{air}} = 2,17 \cdot 10^{-3} \text{ kg/s}$$

$$m_{1mn} = 0,13 \text{ kg}, m_0 = 1 \text{ kg} \implies T = 315 \text{ K (au bout de 1mn)}$$