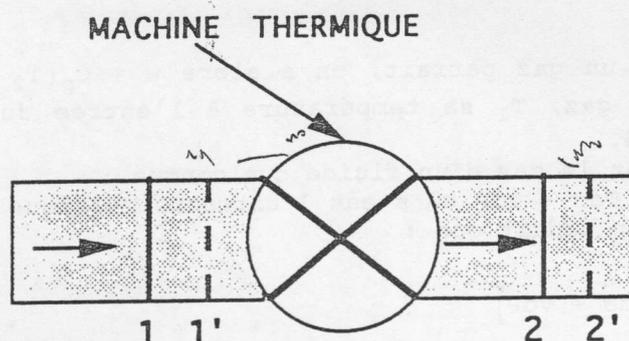


## CHAPITRE XIV : SYSTEMES AVEC ENERGIE CINETIQUE MACROSCOPIQUE

On se propose dans ce petit chapitre d'appliquer le premier principe aux machines avec énergie cinétique macroscopique. On n'étudiera que les régimes permanents d'écoulement.

### I : BILAN ENERGETIQUE GLOBAL AVEC ENERGIE CINETIQUE MACROSCOPIQUE

On considère un fluide qui traverse une machine thermique. On appelle  $w$  et  $q$  le travail (respectivement la chaleur) fournie par la machine à l'unité de masse de fluide qui la traverse. On néglige la variation d'énergie potentielle du fluide.



Appliquons le premier principe de la thermodynamique au système fermé constitué par le fluide situé entre les plans 1 et 2 à la date  $t$ .

A la date  $t+dt$ , le système se trouve entre les plans 1' et 2'. Une masse  $\delta m_1$  de fluide est entrée dans la machine et une masse  $\delta m_2$  en est sortie. En régime permanent,  $\delta m_1 = \delta m_2 = \delta m$ . Le système fermé a donc reçu de la machine, entre  $t$  et  $t+dt$ , le travail  $w\delta m$  et la chaleur  $q\delta m$ .

On appelle  $u_1$  l'énergie interne massique du fluide,  $e_{c1}$  l'énergie cinétique massique,  $P_1$  la pression et  $v_1$  le volume massique du fluide à l'entrée de la machine. A la sortie de la machine, ces grandeurs valent  $u_2, e_{c2}, P_2$  et  $v_2$ .

Au travail reçu par la machine, il convient d'ajouter le travail fourni par le fluide situé en amont et en aval du système fermé soit  $P_1 v_1 \delta m - P_2 v_2 \delta m$ .

Le premier principe appliqué au système fermé considéré s'écrit alors :

$$[U(t+dt) + E_c(t+dt)] - [U(t) + E_c(t)] = [w + q + P_1 v_1 - P_2 v_2] \delta m$$

Si on appelle  $U_0$  et  $E_{c0}$ , l'énergie interne et l'énergie cinétique du fluide compris entre les plans 1' et 2, on a de suite :

$$U(t) = u_1 \delta m + U_0 \text{ et } U(t+dt) = u_2 \delta m + U_0$$

De même, on a :

$$E_C(t) = e_{c1}\delta m + E_{co} \text{ et } E_C(t+dt) = e_{c2}\delta m + E_{co}$$

Le premier principe s'écrit donc après simplification par  $\delta m$  :

$$[u_2 + P_2v_2] - [u_1 + P_1v_1] + [e_{c2} - e_{c1}] = w + q$$

En notant que  $u + Pv$  représente l'enthalpie massique du fluide, il vient avec des notations évidentes :

$$\Delta(h + e_c) = w + q$$

## II: ETUDE D'UN COMPRESSEUR

Un fluide est comprimé de la pression  $P_1$  à la pression  $P_2$  à l'aide d'une machine. La compression est supposée adiabatique et on néglige la variation d'énergie cinétique lors de l'écoulement. On se propose de calculer le travail fourni par la machine.

D'après le paragraphe précédent, le travail fourni par la machine à l'unité de masse de fluide vaut clairement :

$$w = \Delta h$$

Si le fluide est un gaz parfait, on a alors  $w = C_p(T_2 - T_1)$  où  $C_p$  est la chaleur massique du gaz,  $T_1$  sa température à l'entrée du compresseur et  $T_2$  celle du gaz comprimé.

Etudions maintenant le cas d'un fluide quelconque :  
Nous savons que  $dh = Tds + vdp$  où  $s$  est l'entropie massique du fluide et  $v$  son volume massique. On en déduit que :

$$w = \int_1^2 [Tds + vdp]$$

où 1 et 2 désignent respectivement l'état initial et l'état final du fluide.  
Si la transformation est adiabatique réversible  $ds = 0$  et :

$$w = \int_1^2 vdp$$

En général, il existe au sein de la machine des sources d'irréversibilité, si on appelle  $\delta s_i$  l'entropie créée par unité de masse, on a alors :

$$w = \int_1^2 vdp + \int_1^2 T\delta s_i$$

puisque  $ds = \delta s_i$  dans ce cas.

Le second terme représente un travail supplémentaire à fournir pour vaincre l'irréversibilité de l'écoulement.