

Chapitre V : Les organes du turboréacteur et leur fonction.

V.1 : Introduction.

Ce chapitre traite exclusivement, l'aspect thermodynamique et énergétique des cinq stations des turboréacteurs. Le coté technologique sera traité dans le cours technologie des turboréacteurs (S6)

Ci-dessous un schéma caractéristique d'un turboréacteur à simple flux :

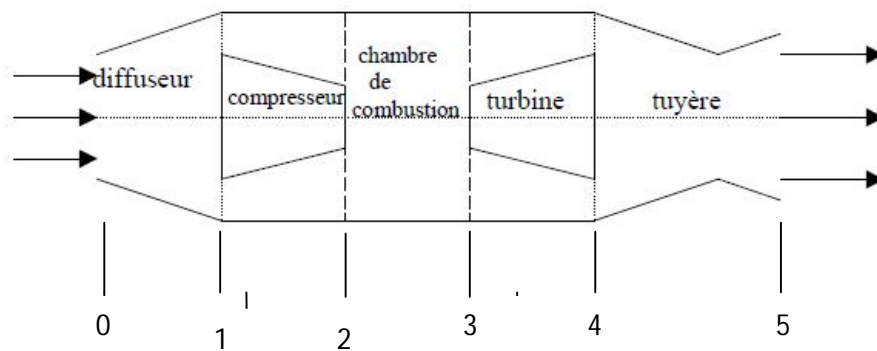
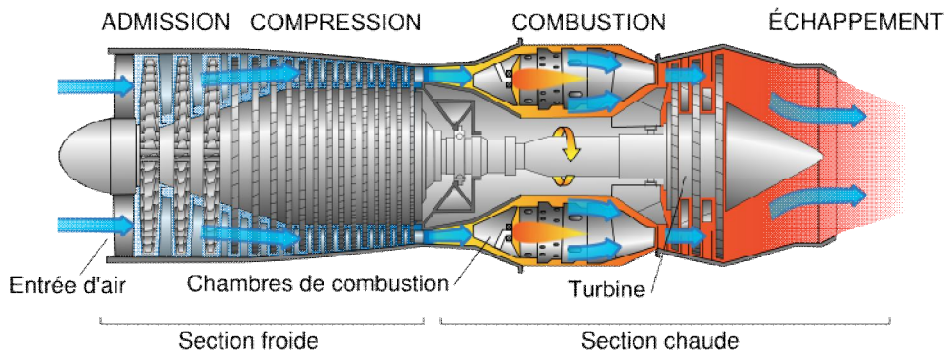


Figure n° 15 : Schéma d'un turboréacteur simple flux représentant les différentes stations



Les principaux organes d'un turboréacteur sont les suivants.

- L'entrée d'air : $0 \rightarrow 1$
- Le Compresseur basse et haute pression : $1 \rightarrow 2$
- La chambre de combustion : $2 \rightarrow 3$
- La turbine basse et haute pression : $3 \rightarrow 4$
- La tuyère : $4 \rightarrow 5$

V.2: L'entrée d'air.

V.2.1 : Définition.

L'entrée d'air est un conduit destiné à capter l'air et à 'amener dans les meilleurs conditions possibles à l'entrée du compresseur.

Elle transforme l'énergie cinétique de l'air capté en énergie potentielle, par ralentissement de l'écoulement. Lorsque l'avion avance, l'air pénètre par ce conduit en fournissant l'air requis au compresseur. Sa conception doit en outre être parfaite au niveau aérodynamique

** pour ne pas affecter les performance de l'avion c'est a dire éviter le phénomène de traînée.*

** de diriger l'air uniformément dans le compresseur, en évitant au maximum les turbulences.*



Figure n° : 16

Entrée d'air et soufflante

V.2.2 : Etude thermodynamique.

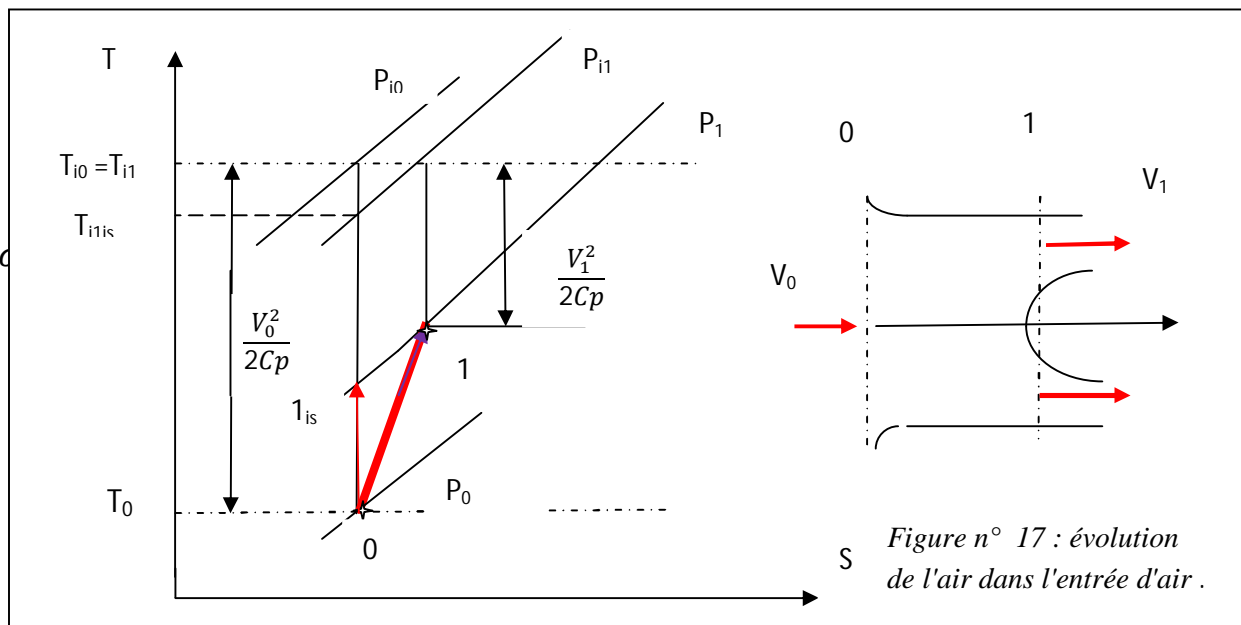


Figure n° 17 : évolution de l'air dans l'entrée d'air .

Le Premier principe de la thermodynamique pour un système ouvert donne :

$$[W_T + Q]_0^1 = [\Delta H + \Delta E_C + \Delta E_p]_0^1 = (H_1 - H_0) + \frac{1}{2}(V_1^2 - V_0^2) + g(z_1 - z_0) \quad \dots\dots(86)$$

$$\left. \begin{array}{l} W_T = 0 \text{ (pas de travail technique dans le diffuseur).} \\ Q = 0 \text{ (évolution supposée adiabatique).} \\ \Delta E_p = 0 \text{ (pas de dénivellation).} \end{array} \right\} \Rightarrow$$

$$H_1 - H_0 + \frac{1}{2}(V_1^2 - V_0^2) = 0 \quad \dots\dots(87)$$

ou :

$$\frac{1}{2}(V_1^2 - V_0^2) = H_0 - H_1 \quad \dots\dots(88) \quad \text{conversion de l'énergie cinétique en pression.}$$

On peut écrire également : $(H_1 + \frac{1}{2} \cdot V_1^2) - (H_0 + \frac{1}{2} \cdot V_0^2) = 0 \quad \dots\dots(89)$

ou : $H_0 + \frac{1}{2} \cdot V_0^2 = H_1 + \frac{1}{2} \cdot V_1^2 = H + \frac{1}{2} V^2 = cte \quad \dots\dots(90)$

Le terme $H + \frac{1}{2} V^2 = H_i = cte$ **Enthalpie totale.**

Soit $H_{i0} = H_{i1} \quad \dots\dots(91)$ **Conservation de l'enthalpie totale.**

Pour un gaz parfait, $H = C_p \cdot T \Rightarrow C_{pa}(T_1 - T_0) + \frac{1}{2}(V_1^2 - V_0^2) = 0 \quad \dots\dots(92)$

Ou encore, $C_{pa} T_0 + \frac{1}{2} \cdot V_0^2 = C_{pa} T_1 + \frac{1}{2} \cdot V_1^2 = C_p \cdot T + \frac{1}{2} V^2 = C_p \cdot \left(T + \frac{V^2}{2 \cdot C_p}\right) = cte$

Or : $V = M \cdot a$ et $a = \sqrt{\gamma \cdot r \cdot T}$
 $\Rightarrow V^2 = M^2 \cdot a^2 = M^2 \cdot \gamma \cdot r \cdot T \quad \dots\dots\dots(93)$

Et $C_p = \frac{r \cdot \gamma}{\gamma - 1} \quad \dots\dots\dots(94)$

D'où : $C_p \left(T + \frac{M^2 \cdot \gamma \cdot r \cdot T \cdot (\gamma - 1)}{2 \cdot r \cdot \gamma}\right) = C_p \cdot T \left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} \cdot M^2\right) = cte \quad \dots\dots\dots(95)$

Or : $T_i = T \left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} \cdot M^2\right) \Rightarrow C_{pa} \cdot T_i = cte$ Ou : $T_i = cte \quad \dots\dots(96)$

Ou encore :

$T_{i0} = T_{i1} = cte \quad \dots\dots(97)$ **Conservation de la température d'impact**

Si de plus, l'évolution est réversible (sans pertes) la 2^{ème} loi de poisson donne :

$$T.P^{\frac{1-\gamma}{\gamma}} = cte \quad \text{ou} \quad \frac{T}{P^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}} = cte \dots (98)$$

$$\text{Or : } T = \frac{T_i}{1 + \frac{\gamma-1}{2} M^2} \dots (99) \quad \text{et} \quad P = \frac{P_i}{\left(1 + \frac{\gamma-1}{2} M^2\right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}} \dots (100)$$

En remplaçant (99) et (100) dans (98), on obtient :

$$\frac{T_i}{1 + \frac{\gamma-1}{2} M^2} \cdot \frac{1}{\left[\frac{P_i}{\left(1 + \frac{\gamma-1}{2} M^2\right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}}\right]^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}} = \frac{T_i}{1 + \frac{\gamma-1}{2} M^2} \cdot \frac{1}{P_i^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}} \cdot \left(1 + \frac{\gamma-1}{2} M^2\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} = \frac{T_i}{P_i^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}} = T_i \cdot P_i^{\frac{1-\gamma}{\gamma}} = cte$$

Comme $T_i = cte$, cela entraîne si l'évolution est **réversible** $P_i = cte \dots (101)$

Ou : $P_{i0} = P_{i1} = cte$ (102) *Conservation de la pression totale.*

Efficacité d'une entrée d'air.

Dans le cas d'un écoulement isentropique (adiabatique et réversible), la pression totale (ou génératrice) devrait rester constante le long de l'écoulement (c'est-à-dire le long de l'entrée d'air)

Malheureusement, l'évolution dans l'entrée d'air se fait avec des frottements (pertes) et la pression totale à la sortie du diffuseur est inférieure à ce quelle serait dans le cas d'une évolution isentropique. La température totale s'est conservée. On définit alors l'efficacité de l'entrée d'air comme étant :

$$\sigma = \frac{\text{pression totale réelle sortie diffuseur}}{\text{pression totale théorique sortie diffuseur}} = \frac{P_{t.réelle.1}}{P_{t.th.1is}} = \frac{P_{i1}}{P_{i0}} \dots (103)$$

$$\frac{T_{i0}}{T_0} = \left(1 + \frac{\gamma-1}{2} M_0^2\right) \dots (104)$$

Rappelons que : $P_i = P \cdot \left(1 + \frac{\gamma-1}{2} M^2\right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}$ et $T_i = T \cdot \left(1 + \frac{\gamma-1}{2} M^2\right)$

$$\rightarrow \frac{T_{i0}}{T_0} = 1 + \frac{\gamma-1}{2} M_0^2 \dots (105)$$

Or : $T_{i0} = T_{i1}$ (entrée d'air 0-1_{is} est supposée isentropique).

$$\Rightarrow \frac{T_{i1}}{T_0} = \left(1 + \frac{\gamma-1}{2} M_0^2\right) \dots (106)$$

$$\text{Or : } \eta_{is} = \frac{T_{i1is} - T_0}{T_{i1} - T_0} = \frac{T_0 \cdot \left(\frac{T_{i1is} - 1}{T_0}\right)}{T_0 \cdot \left(\frac{T_{i1} - 1}{T_0}\right)} = \frac{\frac{T_{i1is} - 1}{T_0}}{\frac{T_{i1} - 1}{T_0}} \Rightarrow \frac{T_{i1is}}{T_0} - 1 = \eta_{is} \left(\frac{T_{i1}}{T_0} - 1\right)$$

$$\Rightarrow \frac{T_{i1is}}{T_0} = 1 + \eta_{is} \left(\frac{T_{i1}}{T_0} - 1\right) \dots\dots\dots(107)$$

$$\text{Or : } \frac{T_i}{T_0} = \left(1 + \frac{\gamma-1}{2} \cdot M_0^2\right) \Rightarrow \frac{T_{i1is}}{T_0} = 1 + \eta_{is} \left(1 + \frac{\gamma-1}{2} \cdot M_0^2 \neq 1\right)$$

$$\frac{T_{i1is}}{T_0} = 1 + \eta_{is} \left(\frac{\gamma-1}{2} \cdot M_0^2\right) \dots\dots\dots(108)$$

$$\text{Evolution isentropique : } \Rightarrow \frac{T_{i1is}}{T_0} = \left(\frac{P_{i1}}{P_0}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} = 1 + \eta_{is} \left(\frac{\gamma-1}{2} \cdot M_0^2\right) \dots\dots\dots(109)$$

$$\Rightarrow \frac{P_{i1}}{P_0} = \left[1 + \eta_{is} \left(\frac{\gamma-1}{2} \cdot M_0^2\right)\right]^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} \Rightarrow P_{i1} = P_0 \left[1 + \eta_{is} \left(\frac{\gamma-1}{2} \cdot M_0^2\right)\right]^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} \dots\dots(110)$$

$$\text{On a également } P_{i0} = P_0 \left[1 + \left(\frac{\gamma-1}{2} \cdot M_0^2\right)\right]^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} \dots\dots\dots(111)$$

$$\Rightarrow \sigma = \frac{P_{i1}}{P_{i0}} = \frac{\left[1 + \eta_{is} \left(\frac{\gamma-1}{2} \cdot M_0^2\right)\right]^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}}{\left[1 + \left(\frac{\gamma-1}{2} \cdot M_0^2\right)\right]^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}} \dots\dots\dots(112)$$

Entrée d'air parfaite
 $\eta_{is} = 1 \Rightarrow \sigma = 1$

Entrée d'air type Pitot
subsonique $\sigma = 0.98$

Résumé.

Entrée d'air (ou diffuseur 0 → 1).

* Grandeurs totales Entrée d'air parfaite (isentropique)

$$T_{i1is} = T_{i0} = T_0 \left(1 + \frac{\gamma-1}{2} \cdot M_0^2\right) \dots\dots\dots(113)$$

$$P_{i1is} = P_{i0} = P_0 \left[1 + \left(\frac{\gamma-1}{2} \cdot M_0^2\right)\right]^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} \dots\dots\dots(114)$$

* Grandeurs totales Entrée d'air avec pertes

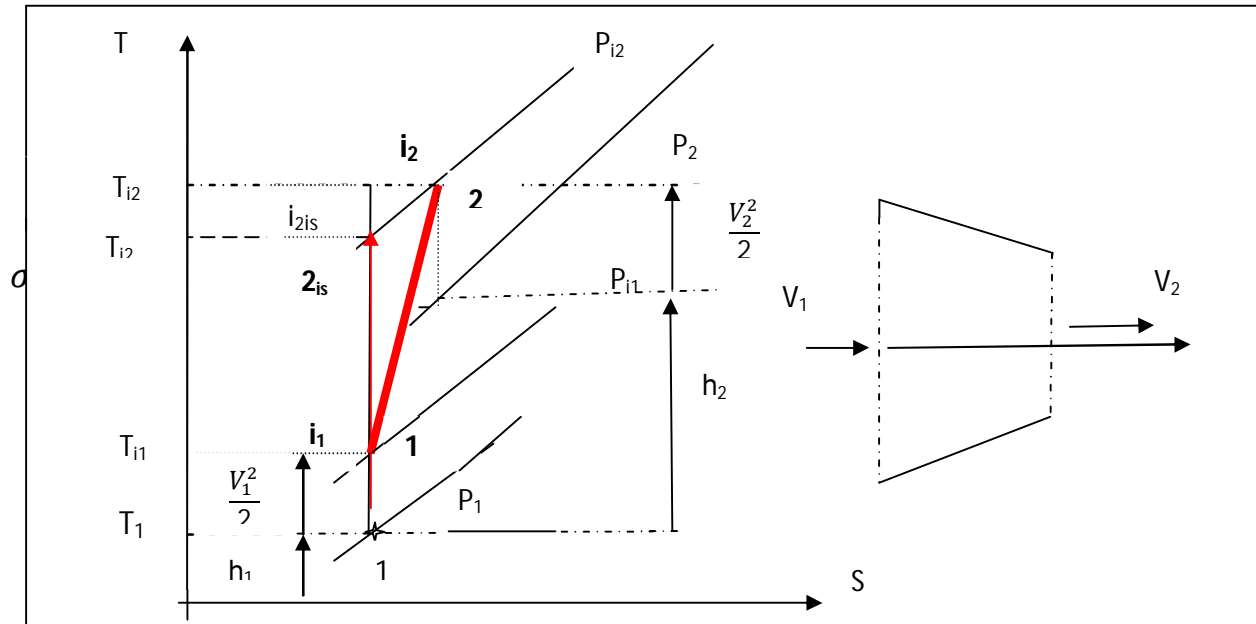
$$T_{i1} = T_0 \left[1 + \eta_{is} \left(\frac{\gamma-1}{2} \cdot M_0^2\right)\right] \dots\dots\dots(115)$$

$$P_{i1} = P_0 \left[1 + \eta_{is} \left(\frac{\gamma-1}{2} \cdot M_0^2\right)\right]^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} \dots\dots\dots(116)$$

V.3 : Le compresseur.

IV.3.1 : Définition et description (voir chapitre II)

IV.3.2 : Etude thermodynamique.



σ Figure n° 18 : évolution de l'air dans le compresseur.

- $1 \rightarrow 2_{is}$: Compression mécanique théoriquement isentropique (adiabatique et réversible)
 $1 \rightarrow 2$: Compression réelle.

Expression du travail indiqué de (l'u.d.m) du fluide transvasé.

1^{er} principe de la thermodynamique pour un système ouvert.

$$(W_T + Q)_{1-2} = \Delta H_{1-2} + \Delta E_{C1-2} + \Delta E_{p 1-2} \dots\dots\dots(117)$$

$$(W_T + Q)_{1-2} = (H_2 - H_1) + \frac{1}{2}(V_2^2 - V_1^2) + g(z_2 - z_1) \dots\dots\dots(118)$$

Compression adiabatique $\Rightarrow Q_{1-2} = 0$

Pas de dénivellation $\Rightarrow g(z_2 - z_1) = 0$

$$(W_T)_{1-2} = (H_2 - H_1) + \frac{1}{2}(V_2^2 - V_1^2) \dots\dots\dots(119)$$

Pour un gaz parfait on a :

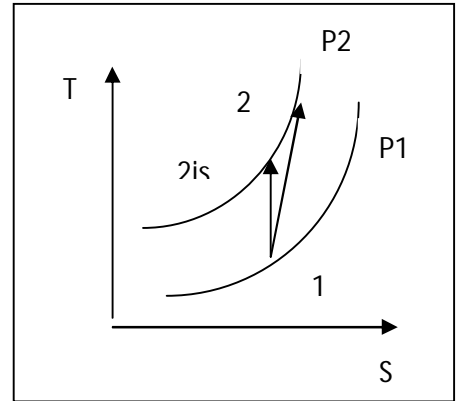
$$(W_T)_{1-2} = C_p (T_2 - T_1) + \frac{1}{2} (V_2^2 - V_1^2) \dots\dots\dots(120)$$

$$(W_T)_{1-2} = C_p T_1 \left(\frac{T_2}{T_1} - 1 \right) + \frac{1}{2} (V_2^2 - V_1^2) \dots\dots\dots(121)$$

$$\text{Or : } \eta_{is.c} = \frac{W_{t.th}}{W_{t.réel}} = \frac{H_{2is} - H_1}{H_2 - H_1} = \frac{C_p(T_{2is} - T_1)}{C_p(T_2 - T_1)}$$

$$= \frac{T_{2is} - T_1}{T_2 - T_1} = \frac{T_1 \left(\frac{T_{2is} - 1}{T_1} \right)}{T_1 \left(\frac{T_2 - 1}{T_1} \right)} = \frac{\frac{T_{2is} - 1}{T_1}}{\frac{T_2 - 1}{T_1}}$$

$$\Rightarrow \frac{T_2}{T_1} - 1 = \frac{\frac{T_{2is} - 1}{T_1}}{\eta_{is.c}} \dots\dots\dots(122)$$



Remplaçons (122) dans (121) on obtient :

$$(W_T)_{1-2} = C_p T_1 \left(\frac{\frac{T_{2is} - 1}{T_1}}{\eta_{is.c}} \right) + \frac{1}{2} (V_2^2 - V_1^2) \dots\dots\dots(123)$$

$$\text{Or : } \frac{T_{2is}}{T_1} = \left(\frac{P_2}{P_1} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} = \Pi_c^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \dots\dots\dots(124)$$

$$(W_T)_{1-2} = C_p T_1 \left(\frac{\Pi_c^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}} \right) + \frac{1}{2} (V_2^2 - V_1^2) \dots\dots\dots(125)$$

Gaz parfait : $C_p = \frac{r \cdot \gamma}{\gamma - 1}$ et $\frac{P_1}{\rho_1} = r \cdot T_1$ l'équation (125) s'écrit

$$(W_T)_{1-2} = \frac{P_1 \cdot \gamma}{\rho_1 (\gamma - 1)} \left(\frac{\Pi_c^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}} \right) + \frac{1}{2} (V_2^2 - V_1^2) \dots\dots\dots(126)$$

Remarque :

Pour une évolution isentropique $\eta_{is.c} = 1$

$$(W_T)_{1-2} = C_p T_1 \left(\Pi_c^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) + \frac{1}{2} (V_2^2 - V_1^2) \dots\dots\dots(127)$$

$$\Rightarrow (W_T)_{1-2} = \frac{P_1 \cdot \gamma}{\rho_1 (\gamma - 1)} \left(\Pi_c^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) + \frac{1}{2} (V_2^2 - V_1^2) \dots\dots\dots(128)$$

En grandeurs totales on peut écrire :

$$W_T = (H_2 + \frac{1}{2} V_2^2) - (H_1 + \frac{1}{2} V_1^2) \dots \dots \dots (129))$$

En posant : $H_i = H + \frac{1}{2} V^2$ (Enthalpie totale), On obtient :

$$(W_T)_{1-2} = H_{i2} - H_{i1} \dots \dots \dots (130) \quad \text{Variation d'Enthalpie totale entre sortie et entrée compresseur.}$$

Gaz parfait \Rightarrow

$$(W_T)_{1-2} = C_p (T_2 - T_1) + \frac{1}{2} (V_2^2 - V_1^2) \dots \dots \dots (131)$$

$$(W_T)_{1-2} = (C_p T_2 + \frac{1}{2} V_2^2) - (C_p T_1 + \frac{1}{2} V_1^2) \dots \dots \dots (132)$$

$$(W_T)_{1-2} = C_p \left[\underbrace{\left(T_2 + \frac{1}{2 C_p} V_2^2 \right)}_{T_{i2}} - \underbrace{\left(T_1 + \frac{1}{2 C_p} V_1^2 \right)}_{T_{i1}} \right] \dots \dots \dots (133)$$

$$(W_T)_{1-2} = C_p (T_{i2} - T_{i1}) \dots \dots \dots (134)$$

$$(W_T)_{1-2} = C_p T_{i1} \left(\frac{T_{i2}}{T_{i1}} - 1 \right) \dots \dots \dots (135)$$

Or : $\eta_{is.c} = \frac{T_{i2is} - T_{i1}}{T_{i2} - T_{i1}} = \frac{T_{i1} \left(\frac{T_{i2is}}{T_{i1}} - 1 \right)}{T_{i1} \left(\frac{T_{i2}}{T_{i1}} - 1 \right)} = \frac{\frac{T_{i2is}}{T_{i1}} - 1}{\frac{T_{i2}}{T_{i1}} - 1} \dots \dots \dots (136)$

$$\Rightarrow \frac{T_{i2}}{T_{i1}} - 1 = \frac{\frac{T_{i2is}}{T_{i1}} - 1}{\eta_{is.c}} \dots \dots \dots (137)$$

$$(W_T)_{1-2} = C_p T_{i1} \left(\frac{\frac{T_{i2is}}{T_{i1}} - 1}{\eta_{is.c}} \right) \dots \dots \dots (138)$$

$$\frac{T_{i2is}}{T_{i1}} = \left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \Rightarrow (W_T)_{1-2} = C_p T_{i1} \left(\frac{\left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}} \right) = C_p T_{i1} \left[\frac{\frac{\gamma-1}{\eta_{is.c}}}{\eta_{is.c}} \right] \dots \dots (139)$$

Gaz parfait : $C_p = \frac{r \cdot \gamma}{\gamma - 1}$ et $\frac{P_{i1}}{\rho_{i1}} = r \cdot T_{i1}$ l'équation (139) s'écrit

$$(W_T)_{1-2} = \frac{P_{i1} \cdot \gamma}{\rho_{i1} (\gamma - 1)} \left(\frac{\left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}} \right) = \frac{P_{i1} \cdot \gamma}{\rho_{i1} (\gamma - 1)} \left(\frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}} \right) \dots \dots \dots (140)$$

Pour une transformation isentropique, $\eta_{is.c} = 1$ d'ou, on peut écrire :

$$(W_T)_{1-2is} = H_{i2is} - H_{i1} \dots\dots\dots(141)$$

$$(W_T)_{1-2is} = C_p (T_{i2is} - T_{i1})\dots\dots\dots(142)$$

$$(W_T)_{1-2is} = C_p T_{i1} \left[\left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right] = C_p T_{i1} \left[\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right] \dots\dots\dots(143)$$

$$(W_T)_{1-2is} = \frac{P_{i1} \cdot \gamma}{\rho_{i1} (\gamma-1)} \left(\left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) = \frac{P_{i1} \cdot \gamma}{\rho_{i1} (\gamma-1)} \left(\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) \dots\dots\dots(144)$$

Récapitulatif.

Compression réelle

En grandeurs statiques et vitesses

$$(W_T)_{1-2} = (H_2 - H_1) + 1/2(V_2^2 - V_1^2)$$

Pour un gaz parfait on a :

$$(W_T)_{1-2} = C_p (T_2 - T_1) + 1/2 (V_2^2 - V_1^2)$$

$$(W_T)_{1-2} = C_p T_1 \left(\frac{\Pi_c^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}} \right) + 1/2 (V_2^2 - V_1^2)$$

$$(W_T)_{1-2} = \frac{P_1 \cdot \gamma}{\rho_1 (\gamma-1)} \left(\frac{\Pi_c^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}} \right) + 1/2 (V_2^2 - V_1^2)$$

En grandeurs totales :

$$(W_T)_{1-2} = H_{i2} - H_{i1}$$

Pour un gaz parfait on a :

$$(W_T)_{1-2} = C_p (T_{i2} - T_{i1})$$

$$(W_T)_{1-2} = C_p T_{i1} \left(\frac{\left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}} \right) = C_p T_{i1} \left[\frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}} \right]$$

$$(W_T)_{1-2} = \frac{P_{i1} \cdot \gamma}{\rho_{i1} (\gamma-1)} \left(\frac{\left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}} \right) = \frac{P_{i1} \cdot \gamma}{\rho_{i1} (\gamma-1)} \left(\frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}} \right)$$

Compression isentropique.

En grandeurs statiques et vitesses.

$$(W_T)_{1-2is} = (H_{2is} - H_1) + \frac{1}{2}(V_2^2 - V_1^2)$$

Pour un gaz parfait on a :

$$(W_T)_{1-2is} = C_p (T_{2is} - T_1) + \frac{1}{2} (V_2^2 - V_1^2)$$

$$(W_T)_{1-2is} = C_p T_1 \left(\Pi_c^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) + \frac{1}{2} (V_2^2 - V_1^2)$$

$$(W_T)_{1-2is} = \frac{P_1 \cdot \gamma}{\rho_1 (\gamma-1)} \left(\Pi_c^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) + \frac{1}{2} (V_2^2 - V_1^2)$$

En grandeurs totales

$$(W_T)_{1-2is} = H_{i2is} - H_{i1}$$

Pour un Gaz parfait.

$$(W_T)_{1-2is} = C_p (T_{i2is} - T_{i1})$$

$$(W_T)_{1-2is} = C_p T_{i1} \left[\left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right] = C_p T_{i1} \left[\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right]$$

$$(W_T)_{1-2is} = \frac{P_{i1} \cdot \gamma}{\rho_{i1} (\gamma-1)} \left(\left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) = \frac{P_{i1} \cdot \gamma}{\rho_{i1} (\gamma-1)} \left(\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right)$$

Rendements d'un compresseur.

Rendement isentropique.

On pratique, on ne peut pas négliger les frottements internes au compresseur car pour obtenir un même taux de compression $\frac{P_{i2}}{P_{i1}}$ on retrouve en sortie une température $T_{i2} > T_{i2is}$

$$\eta_{is.c} = \frac{Wt.th}{Wt.réel} = \frac{H_{i2is} - H_{i1}}{H_{i2} - H_{i1}} = \frac{m_a \cdot C_p (T_{i2is} - T_{i1})}{m_a \cdot C_p (T_{i2} - T_{i1})} = \frac{T_{i2is} - T_{i1}}{T_{i2} - T_{i1}} = \frac{T_{i1} \left(\frac{T_{i2is}}{T_{i1}} - 1 \right)}{T_{i1} \left(\frac{T_{i2}}{T_{i1}} - 1 \right)} = \frac{\frac{T_{i2is}}{T_{i1}} - 1}{\frac{T_{i2}}{T_{i1}} - 1}$$

$$\text{Or : } \frac{T_{i2is}}{T_{i1}} = \left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \Rightarrow \eta_{is.c} = \frac{\left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\frac{T_{i2}}{T_{i1}} - 1} \dots\dots\dots(145)$$

En posant : $\Pi_{ic} = \frac{P_{i2}}{P_{i1}}$ et $\tau_{ic} = \frac{T_{i2}}{T_{i1}}$ On obtient :

$$\eta_{is.c} = \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\tau_{ic} - 1} \dots\dots\dots(146) \quad \eta_{is.c} \approx 0.8 - 0.85$$

$$\text{Egalement : } \eta_{is.c} = \frac{\left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\frac{T_{i2}}{T_{i1}} - 1} \Rightarrow \frac{T_{i2}}{T_{i1}} - 1 = \frac{\left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}}$$

$$\text{Ou : } \tau_{ic} = \frac{T_{i2}}{T_{i1}} = 1 + \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}} \Rightarrow T_{i2} = T_{i1} \left(1 + \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{is.c}} \right) \dots\dots\dots(147)$$

Taux de compression Π_{ic} en fonction du rendement isentropique de compression η_{isc}

$$\eta_{isc} = \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\tau_{ic} - 1} \Rightarrow \Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 = \eta_{isc} (\tau_{ic} - 1) \Rightarrow \Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} = 1 + \eta_{isc} (\tau_{ic} - 1)$$

$$\Rightarrow \Pi_{ic} = \frac{P_{i2}}{P_{i1}} = [1 + \eta_{isc} (\tau_{ic} - 1)]^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} \dots\dots\dots(148)$$

Rapport de température τ_{ic} en fonction du rendement isentropique de compression η_{isc}

$$\eta_{isc} = \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\tau_{ic} - 1} \Rightarrow \tau_{ic} - 1 = \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{isc}}$$

$$\Rightarrow \tau_{ic} = \frac{T_{i2}}{T_{i1}} = 1 + \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{isc}} \dots\dots\dots(149)$$

Taux de compression Π_{ic} en fonction du rendement polytropique de compression η_{pc} .

Pour une compression élémentaire, le rendement polytropique de compression est donné par :

$$\eta_{pc} = \frac{\delta W_{poly}}{\delta W_{réel}} = \frac{\frac{dP}{\rho}}{c_p \cdot dT} \dots\dots\dots(150)$$

Gaz parfait : $\frac{P}{\rho} = r \cdot T \implies \rho = \frac{P}{r \cdot T}$ et $C_p = \frac{r \cdot \gamma}{\gamma - 1}$

$$\eta_{pc} = \frac{\frac{r \cdot T \cdot dP}{P}}{C_p \cdot dT} = \frac{r}{C_p} \cdot \frac{\frac{dP}{P}}{\frac{dT}{T}} = \frac{r \cdot (\gamma - 1)}{r \cdot \gamma} \cdot \frac{\frac{dP}{P}}{\frac{dT}{T}} = \frac{(\gamma - 1)}{\gamma} \cdot \frac{\frac{dP}{P}}{\frac{dT}{T}} \dots\dots\dots(151)$$

Delà, On peut tirer :

$$\frac{dP}{P} = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \eta_{pc} \cdot \frac{dT}{T} \dots\dots\dots(152)$$

En intégrant de 1 à 2, on obtient :

$$\int_1^2 \frac{dP}{P} = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \eta_{pc} \cdot \int_1^2 \frac{dT}{T} \dots\dots\dots(153)$$

$$\ln \frac{P_{i2}}{P_{i1}} = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \eta_{pc} \cdot \ln \frac{T_{i2}}{T_{i1}} \implies \ln \frac{P_{i2}}{P_{i1}} = \left(\ln \frac{T_{i2}}{T_{i1}} \right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \eta_{pc}} \dots\dots\dots(154)$$

$$\implies \frac{P_{i2}}{P_{i1}} = \left(\frac{T_{i2}}{T_{i1}} \right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \eta_{pc}} \quad \text{or} \quad \frac{T_{i2}}{T_{i1}} = 1 + \frac{\Delta T_i}{T_{i1}} \quad \text{et} \quad \Delta T_i = T_{i2} - T_{i1}$$

D'où finalement :

$$\boxed{\Pi_{ic} = \frac{P_{i2}}{P_{i1}} = \tau_{ic}^{\frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \eta_{pc}} = \left(1 + \frac{\Delta T_i}{T_{i1}} \right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \eta_{pc}} \dots\dots\dots(155)}$$

Evolution du rendement isentropique de compression en fonction du taux de compression.

D'après l'équation (148), on a :

$$\Pi_{ic} = \frac{P_{i2}}{P_{i1}} = [1 + \eta_{isc}(\tau_{ic} - 1)]^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}} = \left[1 + \eta_{isc} \left(\frac{T_{i2}}{T_{i1}} - 1 \right) \right]^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}}$$

$$\Pi_{ic} = \frac{P_{i2}}{P_{i1}} = \left[1 + \eta_{isc} \left(\frac{T_{i2} - T_{i1}}{T_{i1}} \right) \right]^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} = \left[1 + \eta_{isc} \left(\frac{\Delta T_i}{T_{i1}} \right) \right]^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} \dots\dots\dots(155)$$

$$\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} = 1 + \eta_{isc} \left(\frac{\Delta T_i}{T_{i1}} \right) \quad \eta_{isc} \left(\frac{\Delta T_i}{T_{i1}} \right) = \Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1$$

$$\Rightarrow \eta_{isc} = \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\frac{\Delta T_i}{T_{i1}}} \dots\dots\dots(156)$$

Or, la formule (155) donne :

$$\Pi_{ic} = \frac{P_{i2}}{P_{i1}} = \tau_{ic}^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} \cdot \eta_{pc} = \left(1 + \frac{\Delta T_i}{T_{i1}} \right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} \cdot \eta_{pc} \Rightarrow$$

$$\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \cdot \eta_{pc} = 1 + \frac{\Delta T_i}{T_{i1}} \Rightarrow \frac{\Delta T_i}{T_{i1}} = \Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \cdot \eta_{pc} - 1 \dots\dots\dots(157)$$

Remplaçons (157) dans (156).

$$\eta_{isc} = \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \cdot \eta_{pc} - 1} \dots\dots\dots(158)$$

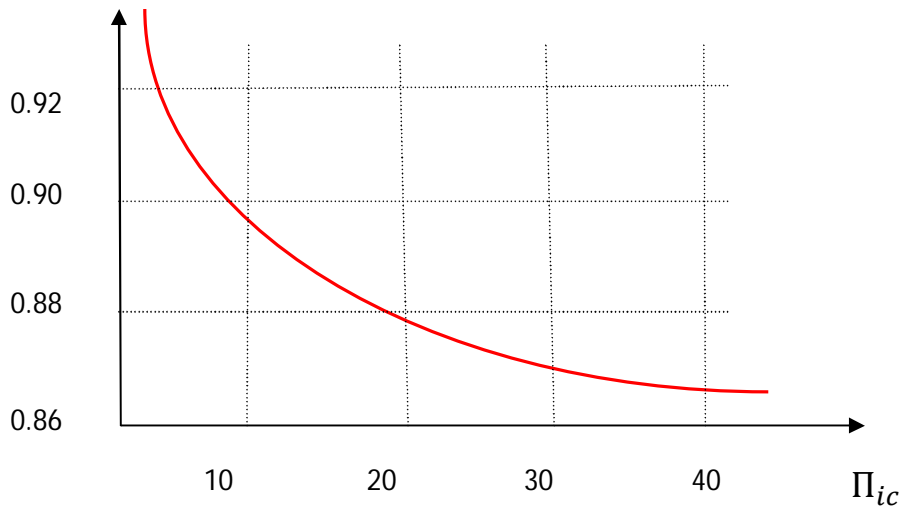


Figure n° 19 : évolution du rendement isentropique de compression en fonction du rendement polytropique de compression.

Compresseurs à étages multiples.

Soient : Indice 1 : Entrée du compresseur.

Indice 2 : Sortie du compresseur.

$$\eta_{is.c} = \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\tau_{ic} - 1} \quad \text{avec :} \quad \Pi_i = \frac{P_{i2}}{P_{i1}} \quad \text{et} \quad \tau_i = \frac{T_{i2}}{T_{i1}}$$

Compresseur à N étages.

η_{sj} : rendement isentropique de l'étage Sj.

Π_{sj} : taux de compression de l'étage Sj

τ_{sj} : rapport de température de l'étage Sj

Pour un étage on a :

$$\eta_{sj} = \frac{\Pi_{sj}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\tau_{sj} - 1} \dots\dots\dots (147)$$

Etage n°1 : 0 → 1

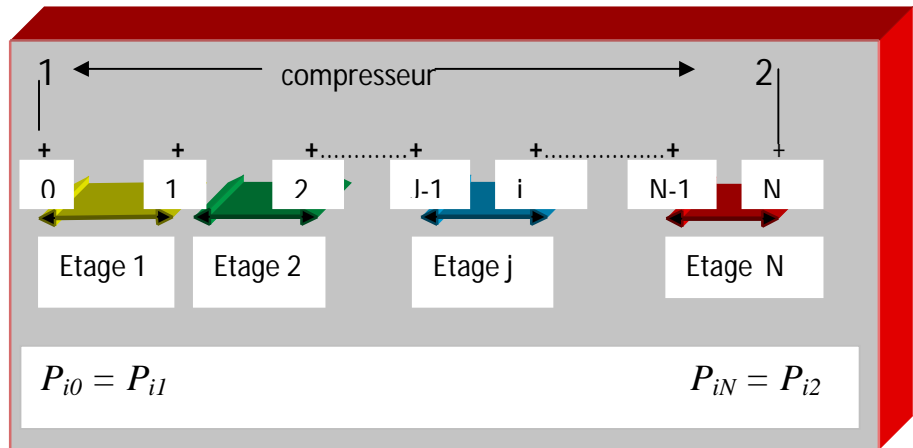
Etage n°2 : 1 → 2

.....

Etage n°j : j-1 → j

.....

Etage n°N : N-1 → N



$$\eta_{isc} = \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\tau_{ic} - 1} = \frac{\left(\frac{P_{i2}}{P_{i1}}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\frac{T_{i2}}{T_{i1}} - 1} = \frac{\left(\frac{P_{iN}}{P_{i0}}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\frac{T_{iN}}{T_{i0}} - 1} \dots\dots\dots (159)$$

Or , pour l'étage Sj on a :

$$\eta_{sj} = \frac{\Pi_{sj}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\tau_{sj} - 1} \implies \tau_{sj} - 1 = \frac{\Pi_{sj}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{sj}} \quad \text{ou :} \quad \tau_{sj} = 1 + \frac{\Pi_{sj}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\eta_{sj}} \dots\dots\dots (160)$$

Ou encore,

$$\tau_{sj} = \frac{T_{ij}}{T_{i,j-1}} = 1 + \frac{1}{\eta_{sj}} \left\{ \left(\frac{P_{ij}}{P_{i,j-1}}\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right\} \dots\dots\dots (161)$$

Pour le compresseur,

$$\tau_{ic} = \frac{T_{i2}}{T_{i1}} = \frac{T_{iN}}{T_{i0}} = \prod_{j=1}^N \frac{T_{ij}}{T_{i_{j-1}}} = \prod_{j=1}^N \left\{ 1 + \frac{1}{\eta_{sj}} \left[\left(\frac{P_{ij}}{P_{i_{j-1}}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right] \right\} \dots\dots\dots (162)$$

On remplace (162) dans (159)

$$\eta_{isc} = \frac{\left(\frac{P_{iN}}{P_{i0}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\frac{T_{iN}}{T_{i0}} - 1} = \frac{\left(\frac{P_{iN}}{P_{i0}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\prod_{j=1}^N \left\{ 1 + \frac{1}{\eta_{sj}} \left[\left(\frac{P_{ij}}{P_{i_{j-1}}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right] \right\} - 1} \dots\dots\dots (163)$$

Pour simplifier, on suppose (pour un étage j) :

$$\frac{P_{ij}}{P_{i_{j-1}}} = \Pi_{sj} = \Pi_s \quad \text{et} \quad \eta_{sj} = \eta_s$$

$$\tau_{ic} = \prod_{j=1}^N \left\{ 1 + \frac{1}{\eta_s} \left[\Pi_s^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right] \right\} = \prod_{j=1}^N \tau_s = \tau_s^N \dots\dots\dots (164)$$

$$\tau_{ic} = \tau_s^N = \left\{ 1 + \frac{1}{\eta_s} \left[\Pi_s^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right] \right\}^N \dots\dots\dots (165)$$

On a aussi,

$$\Pi_{ic} = \prod_{j=1}^N \Pi_{sj} = \prod_{j=1}^N \Pi_s = \Pi_s^N \dots\dots\dots (166)$$

Ou : $\Pi_s = \Pi_{ic}^{\frac{1}{N}}$ (167)

On obtient donc le rendement isentropique de compression (compresseur) :

$$\eta_{isc} = \frac{\left(\frac{P_{iN}}{P_{i0}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\frac{T_{iN}}{T_{i0}} - 1} = \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\tau_i - 1} = \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\left\{ 1 + \frac{1}{\eta_s} \left[\Pi_s^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right] \right\}^N - 1} \dots\dots\dots (168)$$

En remplaçant Π_s par $\Pi_{ic}^{\frac{1}{N}}$ on obtient :

$$\eta_{isc} = \frac{\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\left\{ 1 + \frac{1}{\eta_s} \left[\Pi_{ic}^{\frac{\gamma-1}{\gamma \cdot N}} - 1 \right] \right\}^N - 1} \dots\dots\dots (169)$$

IV.4: Chambre de combustion

IV.4.1 :Rôle .

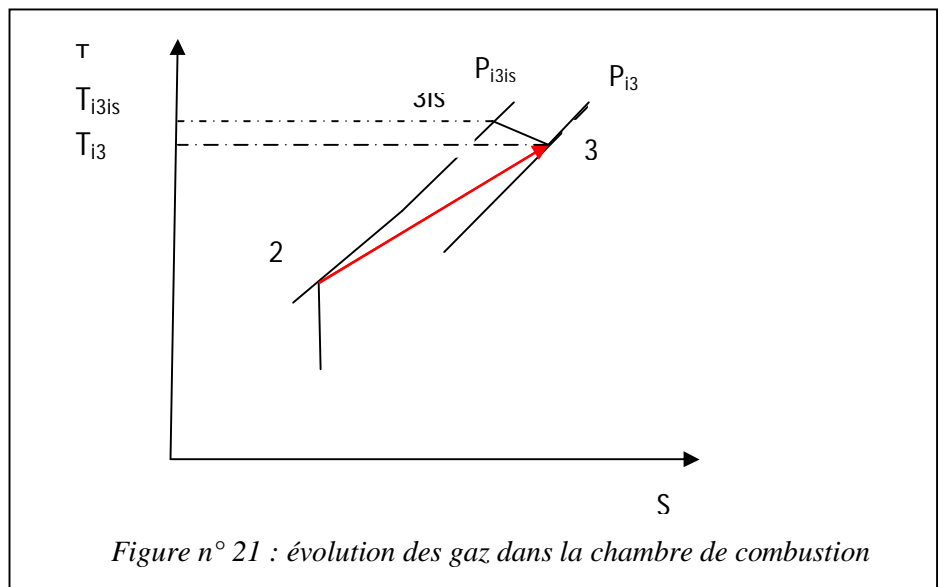
Assure le mélange combustible (kérosène) et Oxygène (contenu dans l'air) et permette la transformation la plus complète possible de l'énergie chimique du mélange en énergie calorifique.

Description . Voir cours technologie turboréacteurs



Figure n° 20 : Chambre de combustion photo

IV.4.2 : Etude thermodynamique.



2 → 3_{is} : Combustion isobare (sans pertes).

La puissance calorifique mise en jeu dans une chambre de combustion et la l'élevation de température qui s'en suit sont données par l'expression suivante :

$$\dot{m}_c \cdot P_{ci} = (\dot{m}_a + \dot{m}_c) H_{i3is} - \dot{m}_a H_{i2} \dots\dots\dots(170)$$

avec P_{ci} : pouvoir calorifique inférieur en kj/kg

pour un gaz parfait on a :

$$\dot{m}_c \cdot P_{ci} = (\dot{m}_a + \dot{m}_c) \cdot C_{pg} \cdot T_{i3is} - \dot{m}_a \cdot C_{pa} \cdot T_{i2} \dots\dots\dots(171)$$

$$P_{ci} = \frac{(\dot{m}_a + \dot{m}_c)}{\dot{m}_c} C_{pg} \cdot T_{i3is} - \frac{\dot{m}_a}{\dot{m}_c} \cdot C_{pa} \cdot T_{i2} \dots\dots\dots(172)$$

$$P_{ci} = \left(\frac{\dot{m}_a}{\dot{m}_c} + 1 \right) C_{pg} \cdot T_{i3is} - \frac{\dot{m}_a}{\dot{m}_c} \cdot C_{pa} \cdot T_{i2} \dots\dots\dots(173)$$

$$P_{ci} = \frac{\dot{m}_a}{\dot{m}_c} [C_{pg} T_{i3is} - C_{pa} T_{i2}] + C_{pg} T_{i3is} \dots\dots\dots(174)$$

$$\frac{\dot{m}_a}{\dot{m}_c} [C_{pg} T_{i3is} - C_{pa} T_{i2}] = P_{ci} - C_{pg} T_{i3is} \dots\dots\dots(175)$$

$$\frac{\dot{m}_a}{\dot{m}_c} = \frac{P_{ci} - C_{pg} T_{i3is}}{C_{pg} T_{i3is} - C_{pa} T_{i2}} \dots\dots\dots(176)$$

$$\text{ou : } \boxed{\frac{\dot{m}_c}{\dot{m}_a} = \frac{C_{pg} T_{i3is} - C_{pa} T_{i2}}{P_{ci} - C_{pg} T_{i3is}} = \frac{T_{i3is} - \frac{C_{pa}}{C_{pg}} \cdot T_{i2}}{\frac{P_{ci}}{C_{pg}} - T_{i3is}}} \dots\dots\dots(177)}$$

Avec : $\frac{\dot{m}_c}{\dot{m}_a} = f$ (dosage) kg fuel/kg air.

2 → 3 : Combustion avec pertes.

En prenant en compte la perte de charge due aux frottements du fluide, la pression à la sortie de la chambre sera :

$$P_{i2} = P_{3iis} = P_{i3} + \Delta P \quad \text{Avec : } P_{i3} < P_{i2}$$

$$\boxed{P_{i3} = P_{i2} - \Delta P = P_{i2} \left(1 - \frac{\Delta P}{P_{i2}} \right)} \dots\dots\dots(178)$$

Rendement thermique réel de la chambre de combustion.

$$\eta_{tr_b} = \frac{\text{énergie réelle dégagée}}{\text{énergie calorifique}} = \frac{(\dot{m}_a + \dot{m}_c) \cdot C_{pg} \cdot T_{i3} - \dot{m}_a \cdot C_{p.a} T_{i2}}{\dot{m}_c \cdot P_{ci}} \dots\dots\dots(179)$$

$$\eta_{tr_b} \cdot P_{ci} = \left(\frac{\dot{m}_a}{\dot{m}_c} + 1 \right) C_{pg} \cdot T_{i3} - \frac{\dot{m}_a}{\dot{m}_c} \cdot C_{p.a} T_{i2} \dots\dots\dots(180)$$

$$\eta_{tr_b} \cdot P_{ci} = \frac{\dot{m}_a}{\dot{m}_c} [C_{pg} T_{i3} - C_{pa} T_{i2}] + C_{pg} T_{i3} \dots\dots\dots(181)$$

$$\frac{\dot{m}_a}{\dot{m}_c} [C_{pg} T_{i3} - C_{pa} T_{i2}] = \eta_{tr_b} \cdot P_{ci} - C_{pg} T_{i3} \dots\dots\dots(182)$$

$$\frac{\dot{m}_c}{\dot{m}_a} = \frac{(C_{pg} T_{i3} - C_{pa} T_{i2})}{\eta_{tr_b} \cdot P_{ci} - C_{pg} T_{i3}} = \frac{T_{i3} - \frac{C_{pa}}{C_{pg}} \cdot T_{i2}}{\frac{\eta_{tr_b} \cdot P_{ci}}{C_{pg}} - T_{i3}} = f \dots\dots\dots(183)$$

IV.5: La turbine.

IV.5.1 : Description et rôle (voir chapitre II)

IV.5.2 : Etude thermodynamique.

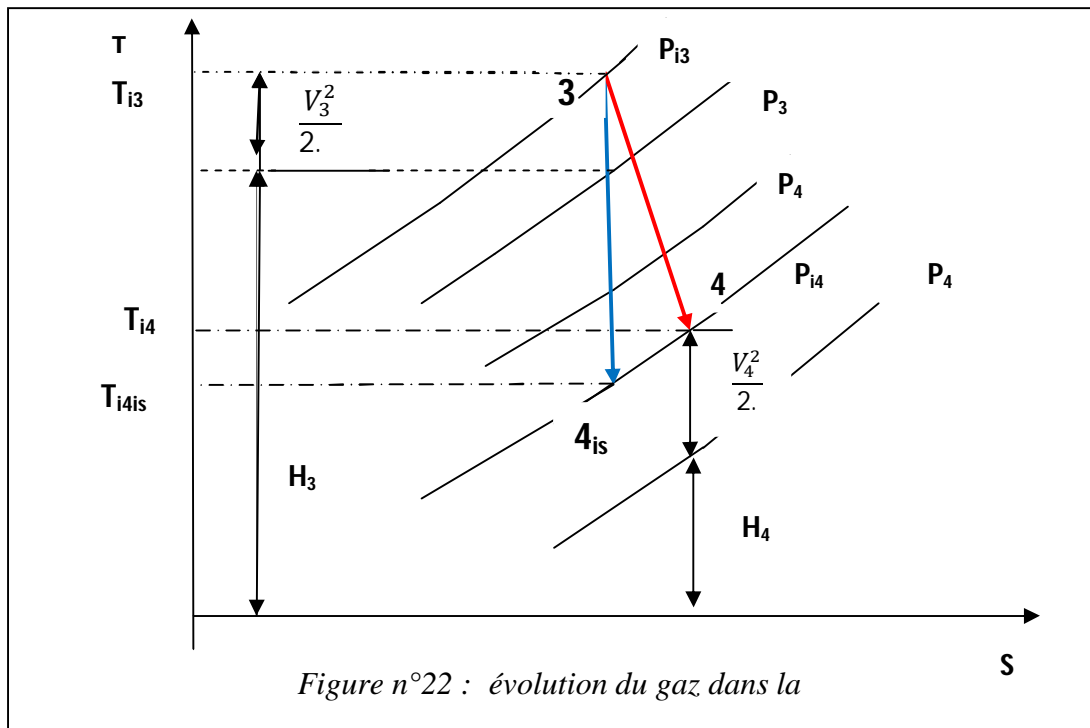


Figure n°22 : évolution du gaz dans la

3 → 4_{is} : Détente isentropique (adiabatique et réversible)

3 → 4 : Détente réelle.

Expression du travail indiqué de (l'u.d.m)(Energie cédée par les gaz à la turbine).

1^{er} principe de la thermodynamique pour un système ouvert.

$$(W_T + Q)_{3-4} = \Delta H_{3-4} + \Delta E_{C3-4} + \Delta E_{p_{3-4}} \dots\dots\dots(184)$$

$$(W_T + Q)_{3-4} = (H_4 - H_3) + \frac{1}{2}(V_4^2 - V_3^2) + g(z_4 - z_3) \dots\dots\dots(185)$$

Compression adiabatique $\Rightarrow Q_{3-4}=0$

Pas de dénivellation $\Rightarrow g(z_4 - z_3)=0$

$$(W_T)_{3-4} = (H_4 - H_3) + \frac{1}{2}(V_4^2 - V_3^2) \dots\dots\dots(186)$$

Pour un gaz parfait on a :

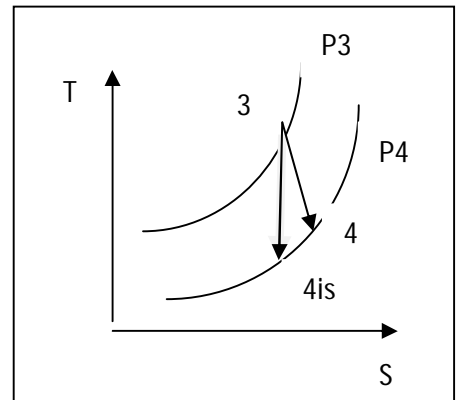
$$(W_T)_{3-4} = C_p (T_4 - T_3) + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2) \dots\dots\dots(187)$$

$$(W_T)_{3-4} = C_p T_3 \left(\frac{T_4}{T_3} - 1 \right) + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2) \dots\dots\dots(188)$$

Or : $\eta_{is.t} = \frac{H_4 - H_3}{H_{4is} - H_3} = \frac{C_p(T_4 - T_3)}{C_p(T_{4is} - T_3)}$

$$\eta_{is.t} = \frac{T_4 - T_3}{T_{4is} - T_3} = \frac{T_3 \left(\frac{T_4}{T_3} - 1 \right)}{T_3 \left(\frac{T_{4is}}{T_3} - 1 \right)} = \frac{\frac{T_4}{T_3} - 1}{\frac{T_{4is}}{T_3} - 1}$$

$$\Rightarrow \frac{T_4}{T_3} - 1 = \eta_{is.t} \left(\frac{T_{4is}}{T_3} - 1 \right) \dots\dots\dots(189)$$



Remplaçons (189) dans (188) on obtient :

$$(W_T)_{3-4} = C_p T_3 \left(\eta_{is.t} \left(\frac{T_{4is}}{T_3} - 1 \right) \right) + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2) \dots\dots\dots(190)$$

Or : $\frac{T_{4is}}{T_3} = \left(\frac{P_4}{P_3} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} = \Pi_t^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \dots\dots\dots(191)$

$$(W_T)_{3-4} = C_p T_3 \left[\eta_{is.t} \left(\Pi_t^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) \right] + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2) \dots\dots\dots(192)$$

Gaz parfait : $C_p = \frac{r \cdot \gamma}{\gamma - 1}$ et $\frac{P_3}{\rho_3} = r \cdot T_3$ l'équation (192) s'écrit

$$(W_T)_{3-4} = \frac{P_3}{\rho_3} \frac{\gamma}{(\gamma - 1)} \left[\eta_{is,t} \left(\Pi_t^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) \right] + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2) \dots\dots\dots(193)$$

Remarque :

Pour une évolution isentropique $\eta_{is,t} = 1$

$$(W_T)_{3-4} = C_p T_3 \left(\Pi_t^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2) \dots\dots\dots(194)$$

$$\Rightarrow (W_T)_{3-4} = \frac{P_3}{\rho_3} \frac{\gamma}{(\gamma - 1)} \left(\Pi_t^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2) \dots\dots\dots(195)$$

En grandeurs totales on peut écrire :

$$W_T = (H_4 + \frac{1}{2} V_4^2) - (H_3 + \frac{1}{2} V_3^2) \dots\dots\dots(196)$$

En posant : $H_i = H + \frac{1}{2} V^2$ (Enthalpie totale), On obtient :

$$(W_T)_{3-4} = H_{i4} - H_{i3} \dots\dots\dots(197)$$

Variation d'Enthalpie totale entre sortie et entrée compresseur.

Gaz parfait \Rightarrow

$$(W_T)_{3-4} = C_p (T_4 - T_3) + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2) \dots\dots\dots(198)$$

$$(W_T)_{3-4} = (C_p T_4 + \frac{1}{2} V_4^2) - (C_p T_3 + \frac{1}{2} V_3^2) \dots\dots\dots(199)$$

$$(W_T)_{3-4} = C_p \left[\underbrace{\left(T_4 + \frac{1}{2 C_p} V_4^2 \right)}_{T_{i4}} - \underbrace{\left(T_3 + \frac{1}{2 C_p} V_3^2 \right)}_{T_{i3}} \right] \dots\dots\dots(200)$$

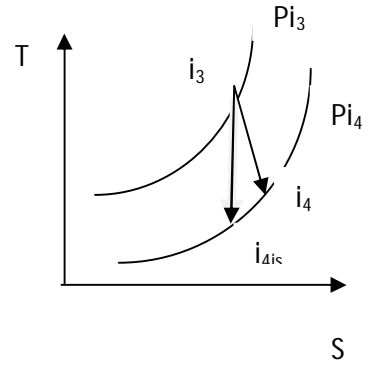
$$(W_T)_{3-4} = C_p (T_{i4} - T_{i3}) \dots\dots\dots(201)$$

$$(W_T)_{3-4} = C_p T_{i3} \left(\frac{T_{i4}}{T_{i3}} - 1 \right) \dots\dots\dots(202)$$

$$\text{Or : } \eta_{is.t} = \frac{H_{i4} - H_{i3}}{H_{i4is} - H_{i3}} = \frac{C_p(T_{i4} - T_{i3})}{C_p(T_{i4is} - T_{i3})}$$

$$\eta_{is.t} = \frac{T_{i4} - T_{i3}}{T_{i4is} - T_{i3}} = \frac{T_{i3} \left(\frac{T_{i4}}{T_{i3}} - 1 \right)}{T_{i3} \left(\frac{T_{i4is}}{T_{i3}} - 1 \right)} = \frac{\frac{T_{i4}}{T_{i3}} - 1}{\frac{T_{i4is}}{T_{i3}} - 1}$$

$$\Rightarrow \frac{T_{i4}}{T_{i3}} - 1 = \eta_{is.t} \left(\frac{T_{i4is}}{T_{i3}} - 1 \right) \dots\dots\dots(203)$$



Remplaçons (203) dans (202)

$$(W_T)_{3-4} = C_p T_{i3} \left[\eta_{is.t} \left(\frac{T_{i4is}}{T_{i3}} - 1 \right) \right] \dots\dots\dots(204)$$

$$\text{Or, } \frac{T_{i4is}}{T_{i3}} = \left(\frac{P_{i4}}{P_{i3}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} = \Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \Rightarrow$$

$$(W_T)_{3-4} = C_p T_{i3} \left[\eta_{is.t} \left(\Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) \right] \dots\dots\dots(205)$$

Gaz parfait : $C_p = \frac{r \cdot \gamma}{\gamma - 1}$ et $\frac{P_{i3}}{\rho_{i3}} = r \cdot T_{i3}$ l'équation (205) s'écrit

$$(W_T)_{3-4} = \frac{P_{i3} \cdot \gamma}{\rho_{i3}(\gamma-1)} \left[\eta_{is.t} \left(\Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) \right] \dots\dots\dots(206)$$

Pour une transformation isentropique, $\eta_{is.t} = 1$ d'ou, on peut écrire :

$$(W_T)_{3-4is} = H_{i4is} - H_{i3}$$

$$(W_T)_{3-4is} = C_p (T_{i4is} - T_{i3}) \dots\dots\dots(207)$$

$$(W_T)_{3-4is} = C_p T_{i3} \left[\left(\frac{P_{i4}}{P_{i3}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right] = C_p T_{i3} \left[\Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right] \dots\dots\dots(208)$$

$$(W_T)_{3-4is} = \frac{P_{i3} \cdot \gamma}{\rho_{i3}(\gamma-1)} \left(\left(\frac{P_{i4}}{P_{i3}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) = \frac{P_{i3} \cdot \gamma}{\rho_{i3}(\gamma-1)} \left(\Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) \dots\dots\dots(209)$$

Récapitulatif:

Détente réelle.

En grandeurs statiques et vitesses.

$$(W_T)_{3-4} = (H_4 - H_3) + \frac{1}{2}(V_4^2 - V_3^2)$$

Pour un gaz parfait on a :

$$(W_T)_{3-4} = C_p (T_4 - T_3) + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2)$$

$$(W_T)_{3-4} = C_p T_3 \left[\eta_{is.t} \left(\Pi_t^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) \right] + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2)$$

$$(W_T)_{3-4} = \frac{P_3 \cdot \gamma}{\rho_3 (\gamma-1)} \left[\eta_{is.t} \left(\Pi_t^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) \right] + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2)$$

En grandeurs totales on peut écrire :

$$(W_T)_{3-4} = H_{i4} - H_{i3}$$

Pour un gaz parfait:

$$(W_T)_{3-4} = C_p (T_{i4} - T_{i3})$$

$$(W_T)_{3-4} = C_p T_{i3} \left[\eta_{is.t} \left(\Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) \right]$$

$$(W_T)_{3-4} = \frac{P_{i3} \cdot \gamma}{\rho_{i3} (\gamma-1)} \left[\eta_{is.t} \left(\Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) \right]$$

Détente isentropique.

En grandeurs statiques et vitesses.

$$(W_T)_{3-4is} = (H_{4is} - H_3) + \frac{1}{2}(V_{4is}^2 - V_3^2)$$

Pour un gaz parfait on a :

$$(W_T)_{3-4} = C_p (T_4 - T_3) + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2)$$

$$(W_T)_{3-4} = C_p T_3 \left(\Pi_t^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2)$$

$$(W_T)_{3-4} = \frac{P_3 \cdot \gamma}{\rho_3 (\gamma-1)} \left(\Pi_t^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) + \frac{1}{2} (V_4^2 - V_3^2)$$

En grandeurs totales.

$$(W_T)_{3-4is} = H_{i4is} - H_{i3}$$

Pour un gaz parfait on a :

$$(W_T)_{3-4is} = C_p (T_{i4is} - T_{i3})$$

$$(W_T)_{3-4is} = C_p T_{i3} \left[\left(\frac{P_{i4}}{P_{i3}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right] = C_p T_{i3} \left[\Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right]$$

$$(W_T)_{3-4is} = \frac{P_{i3} \cdot \gamma}{\rho_{i3} (\gamma-1)} \left(\left(\frac{P_{i4}}{P_{i3}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right) = \frac{P_{i3} \cdot \gamma}{\rho_{i3} (\gamma-1)} \left(\Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right)$$

Rendement isentropique.

$$\eta_{is.t} = \frac{W_{t.réel}}{W_{t.th}} = \frac{H_{i4} - H_{i3}}{H_{i4is} - H_{i3}} = \frac{m_a \cdot C_p (T_{i4} - T_{i3})}{m_a \cdot C_p (T_{i4is} - T_{i3})} = \frac{T_{i4} - T_{i3}}{T_{i4is} - T_{i3}} = \frac{T_{i3} \left(\frac{T_{i4}}{T_{i3}} - 1 \right)}{T_{i3} \left(\frac{T_{i4is}}{T_{i3}} - 1 \right)} = \frac{\frac{T_{i4}}{T_{i3}} - 1}{\frac{T_{i4is}}{T_{i3}} - 1}$$

$$\text{Or : } \frac{T_{i4is}}{T_{i3}} = \left(\frac{P_{i4}}{P_{i3}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \Rightarrow \eta_{is.t} = \frac{\frac{T_{i4}}{T_{i3}} - 1}{\left(\frac{P_{i4}}{P_{i3}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1} \dots\dots\dots(210)$$

En posant : $\Pi_{i'} = \frac{P_{i4}}{P_{i3}}$ et $\tau_{i'} = \frac{T_{i4}}{T_{i3}}$ On obtient :

$$\boxed{\eta_{is.t} = \frac{\tau_{it} - 1}{\Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}} \dots\dots\dots(211)$$

Taux de détente d'une transformation réelle.

$$\eta_{is.t} = \frac{\tau_{it}^{-1}}{\Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1} \Rightarrow \Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 = \frac{\tau_{it}^{-1}}{\eta_{is.t}} \Rightarrow \Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} = 1 + \frac{\tau_{it}^{-1}}{\eta_{is.t}}$$

Ce qui donne : $\Pi_{it} = \frac{P_{i4}}{P_{i3}} = \left(1 + \frac{\tau_{it}^{-1}}{\eta_{is.t}}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} \dots\dots\dots(212)$

Taux de détente en fonction du rendement polytropique de détente.

$$\eta_{pt} = \frac{\delta W_r}{\delta W_p} = \frac{C_p \cdot dT}{\frac{dP}{\rho}} = \frac{C_p \cdot dT}{\frac{r \cdot T}{P} \cdot dP} = \frac{C_p}{r} \cdot \frac{dT}{\frac{dP}{P}} \dots\dots\dots(213)$$

$$C_p = \frac{r \cdot \gamma}{\gamma - 1} \Rightarrow \eta_{pt} = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \frac{dT}{\frac{dP}{P}} \dots\dots\dots(214)$$

Delà, on retrouve la relation :

$$\frac{dP}{P} = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \frac{dT}{\eta_{pt}} = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \frac{1}{\eta_{pt}} \cdot \frac{dT}{T} \dots\dots\dots(215)$$

En intégrant de 3 à 4, on obtient :

$$\int_3^4 \frac{dP}{P} = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \frac{1}{\eta_{pt}} \int_3^4 \frac{dT}{T} \dots\dots\dots(216)$$

$$\ln \frac{P_{i4}}{P_{i3}} = \frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \frac{1}{\eta_{pt}} \ln \frac{T_{i4}}{T_{i3}} \dots\dots\dots(217)$$

$$\ln \frac{P_{i4}}{P_{i3}} = \left(\ln \frac{T_{i4}}{T_{i3}} \right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \frac{1}{\eta_{pt}}} \dots\dots\dots(218)$$

$$\frac{P_{i4}}{P_{i3}} = \left(\frac{T_{i4}}{T_{i3}} \right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \frac{1}{\eta_{pt}}} \dots\dots\dots(219)$$

Ou : $\Pi_{it} = \tau_{it}^{\frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \frac{1}{\eta_{pt}}} = \left(\frac{\Delta T_i}{T_{i3}} + 1 \right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1} \cdot \frac{1}{\eta_{pt}}} \dots\dots\dots(220)$

Avec : $\Delta T_i = T_{i4} - T_{i3}$

Evolution du rendement isentropique de détente en fonction du taux de détente..

$$\eta_{is.t} = \frac{\tau_{it}-1}{\Pi_{it}^{\gamma}-1} = \frac{\frac{T_{i4}}{T_{i3}}-1}{\Pi_{it}^{\gamma}-1} = \frac{\frac{T_{i4}-T_{i3}}{T_{i3}}}{\Pi_{it}^{\gamma}-1} = \frac{\frac{\Delta T_i}{T_{i3}}}{\Pi_{it}^{\gamma}-1} \dots\dots\dots(221)$$

Or d'après (190), $\Pi_{it} = \left(\frac{\Delta T_i}{T_{i3}} + 1\right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma} \cdot \frac{1}{\eta_{pt}}}$

$$\Rightarrow \Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma} \cdot \eta_{pt}} = \frac{\Delta T_i}{T_{i3}} + 1$$

$$\Rightarrow \frac{\Delta T_i}{T_{i3}} = \Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma} \cdot \eta_{pt}} - 1 \dots\dots\dots(222)$$

En remplaçant () dans () on obtient :

$$\eta_{is.t} = \frac{\Pi_{it}^{\frac{\gamma-1}{\gamma} \cdot \eta_{pt}} - 1}{\Pi_{it}^{\gamma} - 1} \dots\dots\dots(223)$$

IV.6 : La tuyère.

IV.6.1 : Définition.

Le rôle de la tuyère est de poursuivre la détente de la turbine et de transformer l'énergie potentielle en énergie cinétique. Cette transformation procure une poussée (le reste de la poussée provenant du moteur et de la prise d'air). L'arrière-corps est la partie externe de la tuyère.

Pour les avions subsoniques, les tuyères sont convergentes ; les flux primaire et secondaire peuvent être séparés, confluents ou mélangés.

Pour les avions supersoniques, les tuyères sont convergentes-divergentes. Les sections du col et de sortie sont réglables de manière à assurer un bon fonctionnement de la tuyère dans tout le domaine de vol (subsonique, supersonique avec et sans réchauffe).



Figure n° 23 : Tuyère photo

D'après la relation d'HYGONIOT,
$$\frac{dS}{S} = \frac{dV}{V} (M^2 - 1)$$

Avec : S : section de la tuyère.
 V : vitesse des gaz.

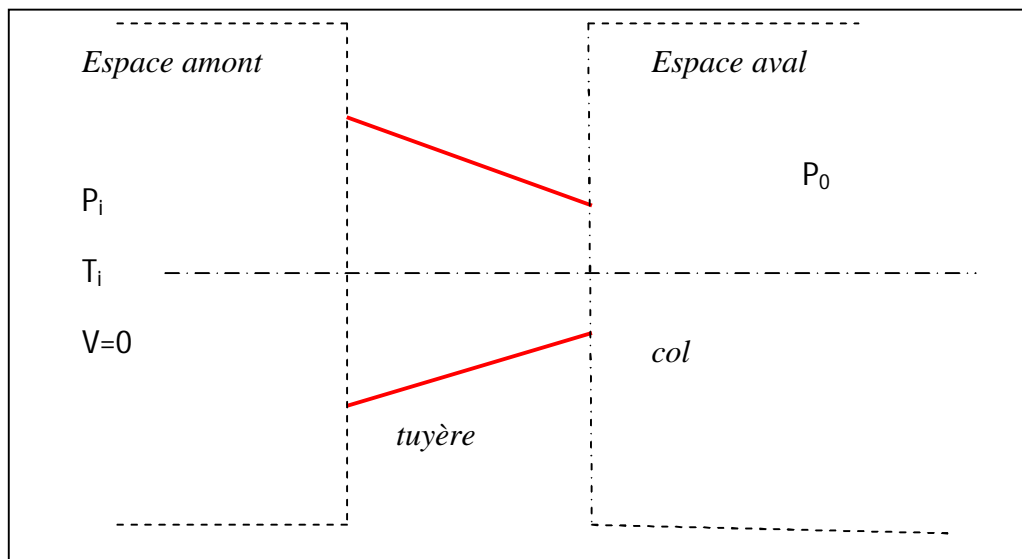
On a :

Pour $M < 0$ $V \nearrow$ dans un convergent.
 $V \searrow$ dans un divergent.

Pour $M > 0$ $V \searrow$ dans un convergent.
 $V \nearrow$ dans un divergent.

IV.6.2 Tuyères convergentes.

La plus part des aéronefs n'étaient équipés que des tuyères simplement convergentes (avions civils et avion de transport). Nous nous contentons dans cette étude, que des tuyères convergentes. Les tuyères convergentes- divergentes seront traitées dans le cours de turboréacteurs (master 1).



Pour $P_0 = cte$:

Si $P_i = P_0$ (débit massique nul).

Si $P_i > P_0$, on faisant croître P_i , la différence $P_i - P_0$ augmente \Rightarrow la vitesse de sortie augmente jusqu'à la valeur critique $V_c = a_c$ ($M=1$) à la Sortie de la tuyère.

Ce qui donne d'après la relation : $P_i = P_0 \left(1 + \frac{\gamma-1}{2} M^2\right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}$ (224)

$$\frac{P_i}{P_0} = r_c = \left(\frac{\gamma+1}{2}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}} = 1.893 \approx 1.9 \dots \dots \dots (225)$$

On appelle le rapport $\frac{P_i}{P_0} = r_c$ lorsque $M=1$, **le rapport critique.**

Dans ce cas, on dit que P_0 est la pression critique et on la note P_c ($P_0 = P_c$)

$r_c = \frac{P_i}{P_c} \approx 1.9$

Fonctionnement pratique.

Dans la pratique, le rapport réel $r_r \neq r_c$

3 cas se présentent:

- $r_r = \frac{P_{i5}}{P_5} = \frac{P_{i5}}{P_0} < r_c = \frac{P_{i5}}{P_c} \rightarrow M_5 < 1 \dots \dots \dots (226)$

Pour un rapport $\frac{P_{i5}}{P_0}$ donné, on peut calculer M_5 à la sortie de la tuyère avec la relation de SAINT VENANT.

On a dans ce cas :

- Débit masse n'est pas maximal.
- Tuyère n'est pas sonique.
- Ecoulement subsonique.
- Pression statique au col P_5 égale à la pression atmosphérique P_0 ($P_5 = P_0$) **détente complète.**

On dit que la **tuyère est adaptée.** Rencontré dans les faibles régimes (ralenti sol – ralenti vol).

• $r_r = \frac{P_{i5}}{P_5} = \frac{P_{i5}}{P_0} = r_c = \frac{P_{i5}}{P_c} \rightarrow M_5 = 1 \dots \dots \dots (227)$

On a dans ce cas :

- Vitesse maximale.
- Débit masse maximal.
- Poussée maximale.
- Tuyère adaptée dans la plus part des cas.
- Correspond au régime maximal du moteur.

Rencontré pour des régimes proches du régime de décollage.

• $r_r = \frac{P_{i5}}{P_5} > r_c = \frac{P_{i5}}{P_c} \rightarrow M_5 > 1 \dots \dots \dots (228)$

Ce n'est pas possible avec une tuyère convergente d'après la relation d'HUGONIOT. Nous aurons forcément en section de sortie tuyère :

$$M_5 = 1 \quad \text{avec :} \quad \frac{P_{i5}}{P_5} = r_c$$

Tuyère sonique à l'intérieur de laquelle la détente est incomplète. ($P_5 > P_0$)

Dans ce cas, la détente n'est pas terminée en sortie tuyère et elle se poursuivra à l'extérieur par une succession d'ondes de détente et de chocs jusqu'à la pression atmosphérique.

En résumé :

$r < r_c$	Tuyère adaptée	$M_5 < 1$	}	Tuyère adaptée $P_5 = P_0$
$r = r_c$	Tuyère le plus souvent adaptée	$M_5 = 1$		
$r > r_c$	Détente incomplète ($P_5 > P_0$)			

IV.6.3 : Etude thermodynamique.

Le Premier principe de la thermodynamique pour un système ouvert donne :

$$[W_T + Q]_4^5 = [\Delta H + \Delta E_c + \Delta E_p]_4^5 = (H_5 - H_4) + \frac{1}{2} (V_5^2 - V_4^2) + g(z_5 - z_4)$$

$W_T = 0$ (pas de travail technique dans le diffuseur). $Q = 0$ (évolution supposée adiabatique). $\Delta E_p = 0$ (pas de dénivellation).	}	\Rightarrow
--	---	---------------

$$H_5 - H_4 + \frac{1}{2}(V_5^2 - V_4^2) = 0 \quad \text{ou}$$

$$H_4 - H_5 = \frac{1}{2}(V_5^2 - V_4^2) \quad \text{Conversion de l'enthalpie en énergie cinétique.}$$

On peut écrire également : $(H_5 + \frac{1}{2} \cdot V_5^2) - (H_4 + \frac{1}{2} \cdot V_4^2) = 0$ ou :

$$H_4 + \frac{1}{2} \cdot V_4^2 = H_5 + \frac{1}{2} \cdot V_5^2 = H + \frac{1}{2} V^2 = cte$$

Le terme $H + \frac{1}{2} V^2 = H_i = cte$ Enthalpie totale.

Soit $H_{i4} = H_{i5}$ Conservation de l'enthalpie totale.

Pour un gaz parfait, $H = C_p \cdot T \Rightarrow C_{pg}(T_5 - T_4) + \frac{1}{2}(V_5^2 - V_4^2) = 0$

Ou encore, $C_{pg}T_4 + \frac{1}{2} \cdot V_4^2 = C_{pg}T_5 + \frac{1}{2} \cdot V_5^2 = C_p \cdot T + \frac{1}{2} V^2 = C_p \cdot (T + \frac{V^2}{2 \cdot C_p}) = cte$

Or : $V = M \cdot a$ et $a = \sqrt{\gamma \cdot r \cdot T} \Rightarrow V^2 = M^2 \cdot a^2 = M^2 \cdot \gamma \cdot r \cdot T$

$$\text{Et } C_p = \frac{r \cdot \gamma}{\gamma - 1}$$

$$\text{D'où : } C_p \left(T + \frac{M^2 \cdot \gamma \cdot r \cdot T \cdot (\gamma - 1)}{2 \cdot r \cdot \gamma} \right) = C_p \cdot T \left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} \cdot M^2 \right) = cte$$

Or : $T_i = T \left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} \cdot M^2 \right) \Rightarrow C_{pa} \cdot T_i = cte$ Ou : $T_i = cte$

Ou encore :

$$T_{i4} = T_{i5} = cte \quad \text{Conservation de la température d'impact}$$

Si de plus, l'évolution est réversible (sans pertes) la 2^{ème} loi de poisson donne :

$$T \cdot P^{\frac{1-\gamma}{\gamma}} = cte \quad \text{ou} \quad \frac{T}{P^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}} = cte$$

$$\text{Or : } T = \frac{T_i}{1 + \frac{\gamma-1}{2} \cdot M^2} \quad \text{et} \quad P = \frac{P_i}{\left(1 + \frac{\gamma-1}{2} \cdot M^2 \right)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}}$$

En remplaçant dans la loi de poisson, on obtient :

$$\frac{T_i}{1 + \frac{\gamma-1}{2} \cdot M^2} \cdot \frac{1}{\left[\frac{P_i}{(1 + \frac{\gamma-1}{2} \cdot M^2)^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}} \right]^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}} = \frac{T_i}{1 + \frac{\gamma-1}{2} \cdot M^2} \cdot \frac{1}{P_i^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}} \cdot \left(1 + \frac{\gamma-1}{2} \cdot M^2 \right) = \frac{T_i}{P_i^{\frac{\gamma}{\gamma-1}}} = T_i \cdot P_i^{\frac{1-\gamma}{\gamma}} = cte$$

Comme $T_i = cte$, cela entraine si l'évolution est réversible $P_i = cte$

Ou : $P_{i4} = P_{i5} = cte$ Conservation de la pression totale.

Conditions atmosphériques.

Entre 0 et 11000 m (Troposphère)

- Température T en fonction de l'altitude z .

$$T(z) = T_{sol} - \frac{k-1}{k \cdot r} \cdot g \cdot z = 15 - 0.0065 z$$

- Pression P en fonction de l'altitude z .

$$P(z) = P_{sol} \left(1 - \frac{\rho_{sol} \cdot g \cdot z}{P_{sol}} \left(\frac{k-1}{k} \right) \right)^{\frac{k}{k-1}}$$

- Masse volumique ρ en fonction de z .

$$\rho(z) = \frac{P(z)}{r \cdot T(z)}$$

Avec : $k = 1.235$ $r = 287 \text{ j/kg}^\circ\text{K}$

Fin du chapitre