Sistemas de Propulsión

Grado en Ingeniería Aeroespacial en Vehículos Aeroespaciales Escuela Técnica Superior de Ingenieros de Telecomunicaciones



Motor Turbojet

Jorge Saavedra

Grado en Ingeniería Aeroespacial en Vehículos Aeroespaciales Escuela Técnica Superior de Ingenieros de Telecomunicaciones





Contenidos

- 1. Actuación y operación del motor turbojet
- 2. Mejoras al empuje del motor turbojet
- 3. Análisis termodinámico del difusor
- 4. Análisis termodinámico de la tobera
- 5. Ciclo termodinámico del motor turbojet





Contenidos

- 1. Actuación y operación del motor turbojet
- 2. Mejoras al empuje del motor turbojet
- 3. Análisis termodinámico del difusor
- 4. Análisis termodinámico de la tobera
- 5. Ciclo termodinámico del motor turbojet





Actuaciones de un aerorreactor es el comportamiento del motor dentro de su envuelta de vuelo y bajo toda condición de operación que permitan sus controles.

El cálculo de las actuaciones de aerorreactores es el conocimiento de las características de los mismos como función de las condiciones de vuelo (altitud, velocidad de vuelo) y de su mecanismo de regulación.

Tradicionalmente el estudio de las actuaciones de un aerorreactor incluye

- Punto de diseño (Design)
- Fuera del punto de diseño (Off-Design)
- Transitorios

Los estudios de actuaciones juegan un papel central en casi todos los tramos del ciclo de vida de un motor.

El estudio de actuaciones puede ser aplicado a un gran número de propósitos contribuyendo a **reducir los tiempos de desarrollo del motor**.



El estudio de actuaciones es necesario para:

- Diseño del motor: Predecir el comportamiento del motor en todos los segmentos de vuelo que definan la misión para asegurar que se cumplen los requerimientos asignados a la aeronave
- ▶ Diseño de los componentes: Establecer los escenarios de diseño de los diferentes elementos del motor, determinando las situaciones más exigentes y las especificaciones de diseño básicas que permitan el posterior diseño en detalle.
- ➤ **Leyes de control**: Anticipar/establecer las leyes de control del motor que permitan su operación eficiente y segura.
- > Ensayos: Diseño, planificación e interpretación de ensayos
- Instalación: Cálculo de las actuaciones del sistema avión-motor y suministro del programa de simulación de motor al operador



Las prestaciones del motor turbojet en vuelo dependen de un gran número de variables, tales como:

- Velocidad de vuelo
- > Rendimiento de los componentes (ηd, ηc, ηt, ηn)
- > Eficiencia de la combustión
- Relación de compresión
- Relación de temperaturas del ciclo

En este tema estudiaremos las prestaciones del motor turbojet en el punto de diseño cuando el empuje es idéntico a la resistencia



Repaso de los parámetros de rendimiento

Rendimiento motor/térmico

$$\eta_{th} = \frac{V_0 \left(E_{\pi} + E_{\sigma} \right) + \frac{1}{2} \dot{m}_{\pi} \left(1 + f \right) \left(V_9 - V_0 \right)^2 + \frac{1}{2} \dot{m}_{\sigma} \left(V_{19} - V_0 \right)^2}{\dot{m}_{f} L}$$

Rendimiento propulsivo

$$\eta_{p} = \frac{V_{0}\left(E_{\pi} + E_{\sigma}\right)}{V_{0}\left(E_{\pi} + E_{\sigma}\right) + \frac{1}{2}\dot{m}_{\pi}\left(1 + f\right)\!\left(V_{9} - V_{0}\right)^{2} + \frac{1}{2}\dot{m}_{\sigma}\left(V_{19} - V_{0}\right)^{2}}$$

Rendimiento motopropulsivo/global

$$\eta_o = \frac{Potencia~a~la~aeronave}{Potencia~suministrada~por~el~combustible} = \frac{EV_o}{\dot{m}_f L}$$



Prestaciones del motor turbojet en diseño

Estudio del efecto de cada uno de los siguientes parámetros sobre las prestaciones en el punto de diseño del motor turbojet

- a) Relación de presiones del compresor
- b) Relación de temperaturas del ciclo y relación de compresión
- c) Velocidad de vuelo
- d) Temperatura de entrada a la turbina
- e) Flujo másico
- f) Eficiencias de compresor y turbina
- g) Efecto de la relación de compresión sobre el peso del motor



Prestaciones del motor turbojet en diseño

a) Relación de presiones del compresor (V₀=cte)

$$\alpha = T_{4t}/T_0$$

$$(\eta_o, \lambda) = f(\pi_c)$$

$$\lambda = \frac{\textit{Empuje}}{\textit{Gasto Masico } x \, c_0} = \frac{\textit{E}}{\textit{m}_a \textit{V}_0}$$

Para un ciclo dado

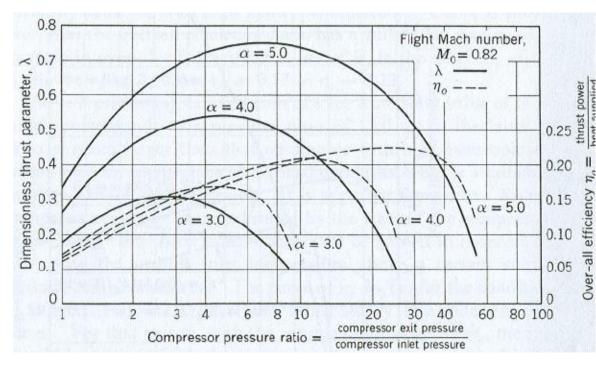
$$\eta_d = 0.85; \eta_c = 0.83; \eta_t = 0.83;$$

$$\eta_B = 0.96$$
; $\eta_B = 0.96$; $\eta_m = 0.96$;

$$M_0 = 0.82$$

$$m_a >> m_f \rightarrow m_f \sim 0$$

Sin perdidas de presión



$$\alpha = T_{04}/T_0$$

 $\eta_{o\;max}$, λ_{max} ocurren para valores de relación de presión (π_c) diferentes, siendo más alto para $\eta_{o\;max}$

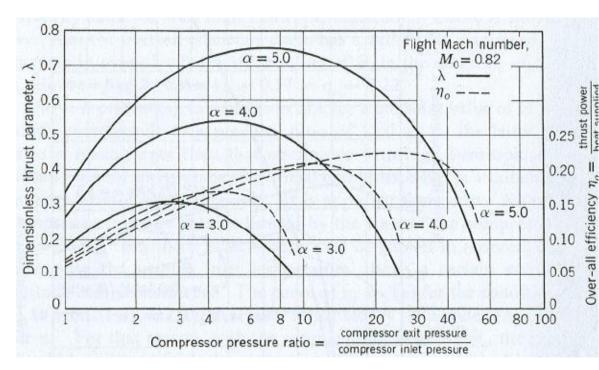


Prestaciones del motor turbojet en diseño

a) Relación de presiones del compresor (V₀=cte)

$$(\eta_o, \lambda) = f(\pi_c)$$

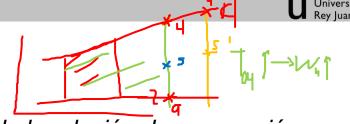
La relación de temperaturas $\alpha = T_{04}/T_0$ influye sobre las relaciones de compresión para las que se obtienen $\eta_{o\ max}$, λ_{max} $\alpha \uparrow \rightarrow \pi_{c.\ optimos} \uparrow$



Además, para π_c superiors a λ_{max} el consumo especifico continua disminuyendo sin afectar tanto al empuje no dimensional

Por tanto en muchas ocasiones se selecciona una relación de compresión mas alta para reducir el consumo aunque el empuje especifico no sea optimo

Prestaciones del motor turbojet en diseño



b) Efecto de la relación de temperaturas del ciclo y de la relación de compresión

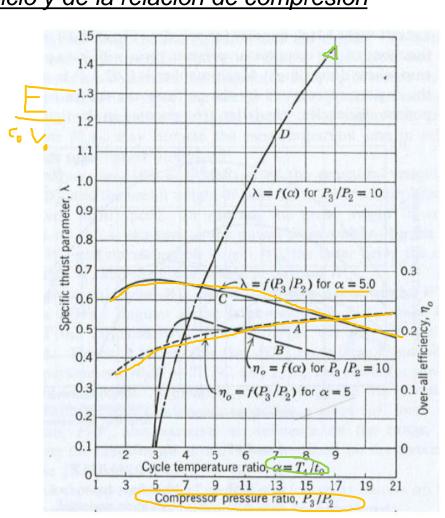
$$(Vo=cte)$$

 $(\eta_o, \lambda)=f(\alpha, \pi_c)$

Para un ciclo dado $\eta_d = 0.91; \eta_c = 0.85; \eta_t = 0.96;$ $\gamma = 1.4 z = 30000 pies;$ $\eta_m = 0.93; M_0 = 0.82$ $m_a >> m_f \rightarrow m_f \sim 0$

La relación de compresión provee no creciente para α=cte en el rango estudiado. Si aumentara π_c se alcanzaría un máximo. Sin embargo, si existe un η₀ máximo muy claro si para una π_c =cte variamos α . Esto se explica porque η_p disminuye

Sobre λ es claro que es α (curva D) el parámetro más importante



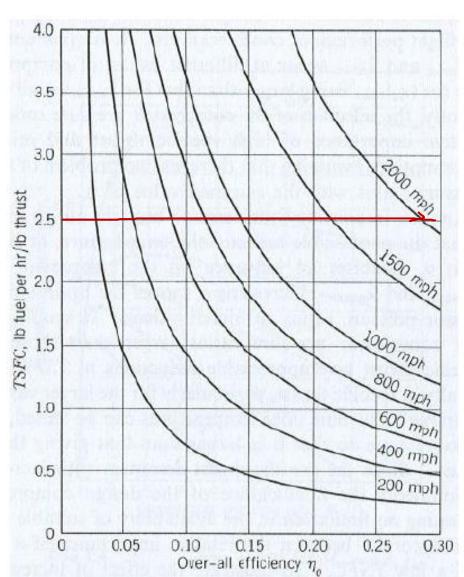


Prestaciones del motor turbojet en diseño

c) Efecto de la velocidad de vuelo

TSFC = SFC =
$$\frac{m_f}{E} = \frac{V_0}{\eta_0 L}$$

 $\eta_0 = \frac{EV_0}{m_f L} = \frac{1}{TSFC} V_0 / L$





Prestaciones del motor turbojet en diseño

c) Efecto de la velocidad de vuelo

$$(\lambda)=f(\Pi_{c},M_{0})$$

Para un ciclo dado
$$\eta_c = 0.85; \eta_t = 0.90; \ \gamma = 1.4$$

$$\eta_m = 0.93; \ \alpha = 5.0$$

$$\eta_d = 0.91 \ M_0 \epsilon (0.8 - 1.2)$$

$$\eta_d = 0.90 \ M_0 \epsilon (1.2 - 1.6)$$

$$\eta_d = 0.89 \ M_0 \epsilon (1.6 - 2.0)$$

$$\eta_d = 0.88 \ M_0 \epsilon (2.0 - 2.4)$$

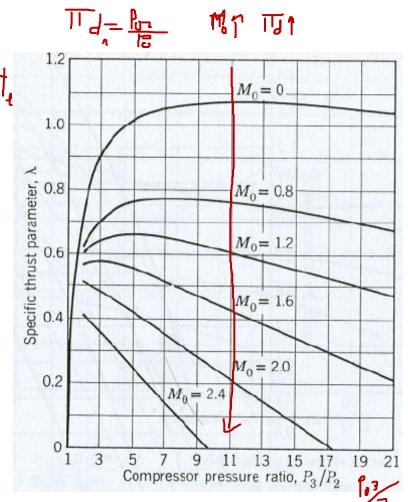
$$\Pi_c = 11$$

$$\Pi_c = 11$$

Los valores máximos de λ disminuyen con M₀.

$$\prod_{T} = \prod_{c} \prod_{d} \frac{\prod_{T} - \prod_{c} \prod_{d} \prod_{d$$

A medida que M₀ se incrementa, la relación de temperaturas en el difusor también lo hace y con ella T_{3t}. Por lo que, a α=cte, el trabajo aportade por el ciclo disminuye, pero también se inyecta menos combustible





Prestaciones del motor turbojet en diseño

c) Efecto de la velocidad de vuelo

$$(\lambda)=f(\Pi_{c},M_{0},\alpha)$$

Para un ciclo dado

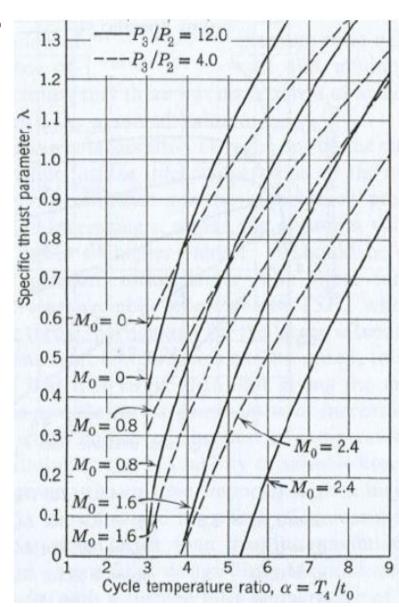
$$\eta_c = 0.85; \, \eta_t = 0.90; \, \gamma = 1.4$$
 $\eta_m = 0.93;$
 $\eta_d = 0.91 \, M_0 \epsilon (0 - 0.8)$

$$\eta_d = 0.90 \, M_0 \epsilon (0.8 - 1.6)$$

$$\eta_d = 0.88 \, M_0 \epsilon (1.6 - 2.4)$$

De nuevo, λ disminuye para aumentos de M_0 para α y π_c constantes

Independientemente del valor de M_0 , el aumento de α supone obtener mayor λ .

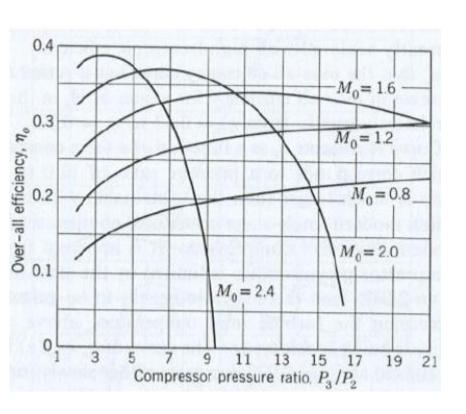




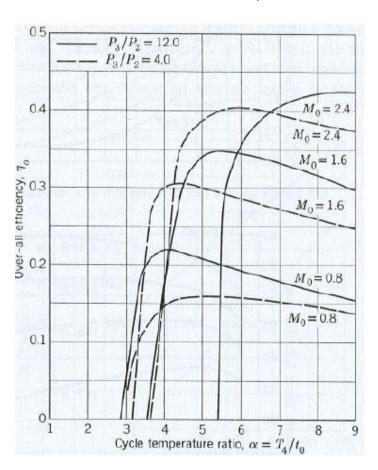
Prestaciones del motor turbojet en diseño

c) Efecto de la velocidad de vuelo

$$(\eta_o)=f(M_0, \pi_c)$$



$$(\eta_o)=f(M_0, \pi_{c}, \alpha)$$





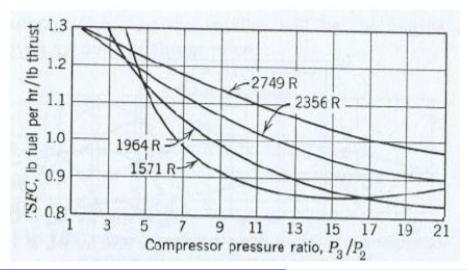
Prestaciones del motor turbojet en diseño

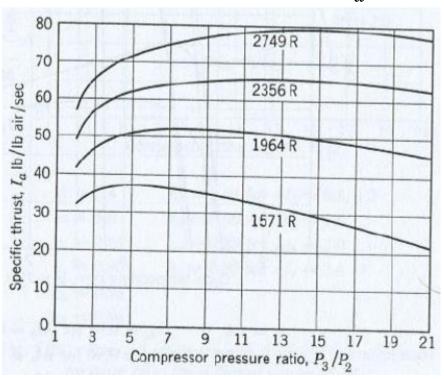
Empuje Específico =
$$\frac{E}{\dot{m}_a}$$

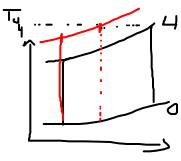
c) Efecto de la velocidad de vuelo& d) Temperatura de entrada a la turbina

$$(TSFC, I_a) = f(T_4, \pi_c)$$

Para un ciclo dado $\eta_c=0.85; \, \eta_t=0.90; \, \gamma=1.4$ $\eta_m=0.83; \, \eta_d=0.91$ $\eta_B=0.95; \, T_4=2000 \, R$ z=40000 pies









4

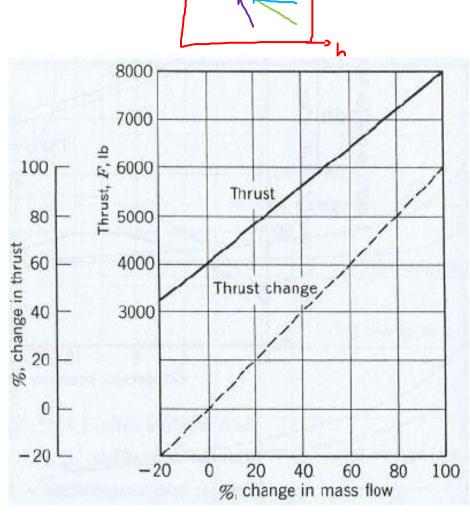
Prestaciones del motor turbojet en diseño

e) Efecto del flujo másico

$$\mathsf{E} = \mathsf{f}(m_a)$$

$$E = ((\mathbf{m_a} + m_f)v_9 - \mathbf{m_a}v_0) + A_9(P_9 - P_0))$$

Como se refleja en la ecuación del empuje, este aumenta proporcionalmente con el gasto masico para un ciclo con el resto de parámetros constante





Prestaciones del motor turbojet en diseño

e) Efecto del flujo másico

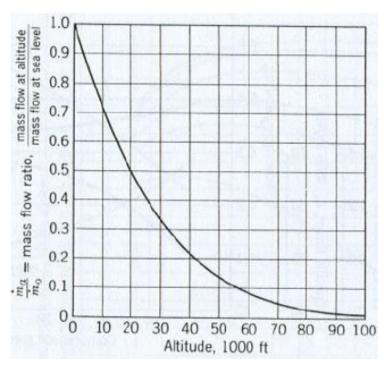
Aproximación de la influencia de la altitud sobre el flujo másico, suponiendo

Asumiendo que la geometría del motor se adapta para que el flujo másico esté determinado el cambio de altitud de vuelo, se tiene

Tobera de geometría variable

$$\frac{\dot{m}_a}{\dot{m}_{sl}} = \frac{A\rho_0 M_0 \sqrt{\gamma R T_0}}{A\rho_{sl} M_0 \sqrt{\gamma R T_{sl}}} = \frac{\rho_0 \sqrt{T_0}}{\rho_{sl} \sqrt{T_{sl}}}$$

 $\dot{m}_{sl} = Gasto \ a \ nivel \ del \ mar$





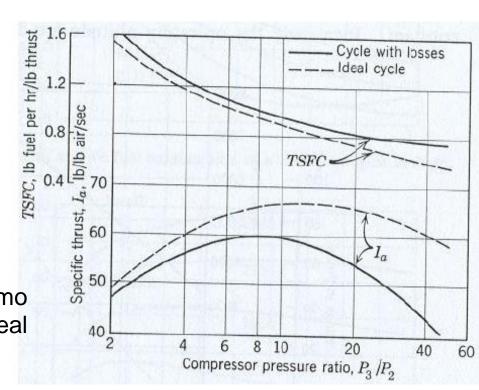
Prestaciones del motor turbojet en diseño

f) Efecto de las eficiencias de compresor y turbina

Comparación entre compresión y expansión ideales frente a la existencia de pérdidas (η s<1).

Para un ciclo dado Ram pressure ratio, $\pi_d = \frac{P_{02}}{P_0} = 1.436$, V0 = 500 mph $\eta_c = 0.85$; $\eta_t = 0.90$; $\gamma_{comp} = 1.4$ $\gamma_{exp} = 1.34$; $\eta_m = 0.83$; $\eta_d = 0.91$ $\eta_B = 0.95$; z=30000 pies

- En ambos casos se observa un máximo para I_{sp} , aunque en el caso del ciclo real se obtiene a menor π_c .
- En el caso del TSFC se observa que se obtiene un consumo mayor en el caso real.





Prestaciones del motor turbojet en diseño

[] = [/m]

f) Efecto de las eficiencias de compresor y turbina

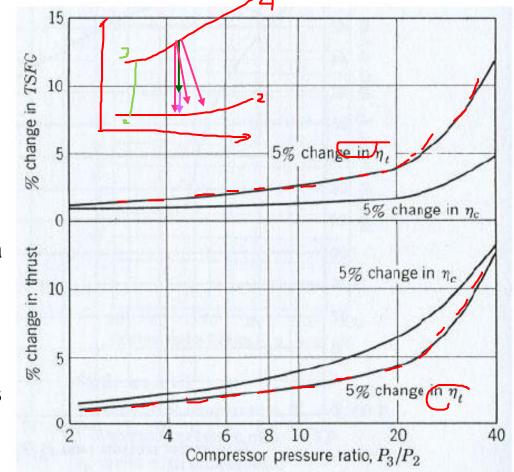
Sensibilidad del TSFC y del empuje a la variación del rendimiento isentrópico en

compresor y turbina.

$$\eta_c = 0.85 - 0.9;$$
 $\eta_t = 0.90 - 0.95;$

Conclusiones:

- A grandes π_c un aumento del 5% en el rendimiento de la turbina o del compresor, lleva aparejado un gran cambio en empuje y consumo específico.
- Como se ve, el TSFC es más sensible al rendimiento de la turbina.

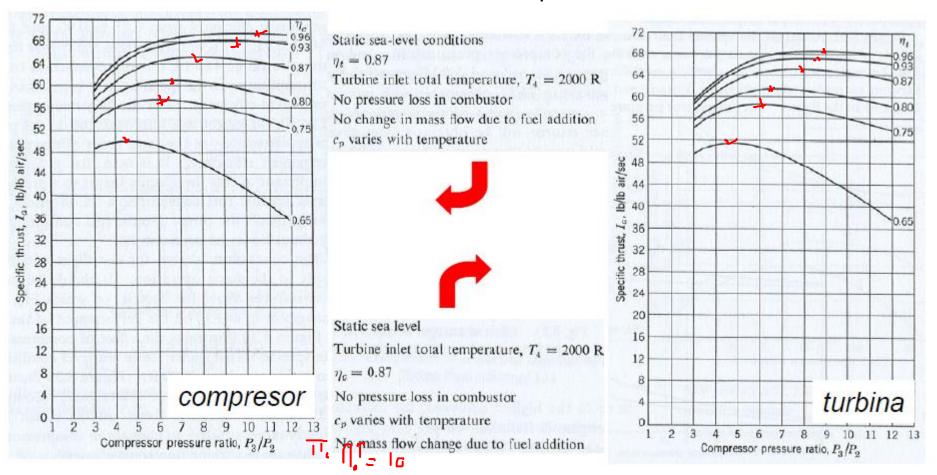




Prestaciones del motor turbojet en diseño

f) Efecto de las eficiencias de compresor y turbina

Sensibilidad a la variación del rendimiento isentrópico

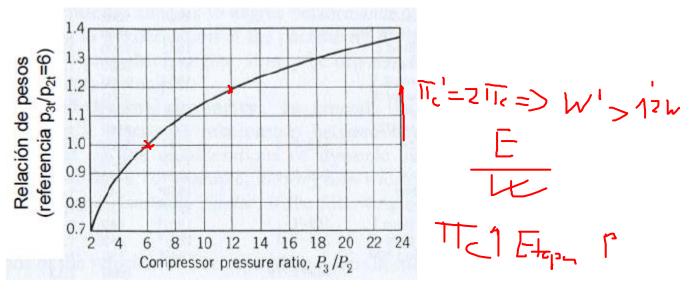




Prestaciones del motor turbojet en diseño

f) Efecto de las eficiencias de compresor y turbina

Es posible correlacionar el peso de un motor turbojet con la relación de compresión en el punto de diseño.



La elección de la relación de compresión de un motor deberá tener en cuenta no solo el compromiso entre empuje y TSFC obtenido, sino también la variación en peso que supone para el motor la elección de una u otra relación de compresión, ya que se estará afectando al peso útil disponible en el avión.



Contenidos

- 1. Actuación y operación del motor turbojet
- 2. Mejoras al empuje del motor turbojet
- 3. Análisis termodinámico del difusor
- 4. Análisis termodinámico de la tobera
- 5. Ciclo termodinámico del motor turbojet





Sistemas incrementadores de empuje

Desde el desarrollo inicial del turbojet ha existido un interés considerable en el desarrollo de sistemas que permitan incrementar el empuje en las fases de despegue, ascenso y velocidad máxima durante un corto período de tiempo

$$E = \left(\left(\mathbf{m_a} + m_f \right) v_9 - \mathbf{m_a} v_0 \right) + A_9 (P_9 - P_0))$$

Los métodos de incremento de empuje no pueden basarse en el rediseño del motor para dotar del empuje necesario en una situación puntual, pues este tipo de soluciones supondría un mayor coste, más área frontal, mayor consumo y mayor peso, para la mayoría de condiciones de vuelo, que supondría carga parcial

Las posibles técnicas de aumento de empuje se basan en:

- Incrementar la velocidad de salida aumentando la temperatura a la entrada de la tobera: post-combustión
- Incrementar el gasto másico: Inyección de agua
- Motores auxiliares



Sistemas incrementadores de empuje



$$E = \left((m_a + m_f) v_9 - m_a v_0 \right) + A_9 (P_9 - P_0))$$
 Se basa en el aumento de la densidad del flujo, ya que la presencia de agua

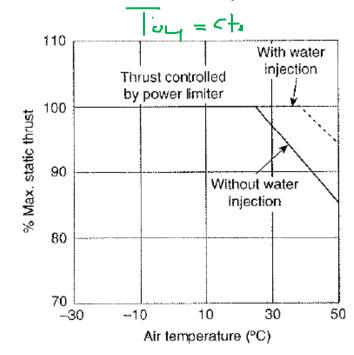
disminuye la temperatura del flujo másico

Utilizada especialmente durante despegue, se hace necesaria en motores que no

poseen la posibilidad de post-combustión

Permite aumentar el empuje del motor alrededor del 10%-30% mediante la inyección de agua o mezclas agua+metanol a la entrada del compresor o bien a la entrada de la cámara de combustión (en este caso siempre H2O+metanol).

La inyección de metanol supone combustible adicional en la cámara de combustión





Sistemas incrementadores de empuje

$$E = \left(\left(\mathbf{m_a} + m_f \right) v_9 - \mathbf{m_a} v_0 \right) + A_9 (P_9 - P_0))$$

El agua inyectada debe ser desmineralizada para evitar dañar los álabes.

La inyección a la entrada del compresor da lugar al enfriamiento del aire debido al efecto de la vaporización. Ello incrementa la densidad del aire y permite aumentar el flujo másico de aire trasegado

La inyección en la cámara de combustión permite una mejor distribución del flujo inyectado. Para mantener T4t, se hace necesario aumentar el combustible inyectado. Además se aumenta el flujo másico en la turbina respecto del compresor

$$m_a c_{pf} (T_{3t} - T_{2t}) = ((m_a + m_f + m_{H_2O})c_{pc})(T_{4t} - T_{5t})$$

En consecuencia la caída de presión y temperatura en la turbina es menor, por lo que es posible la obtención de mayor empuje

Supone el aumento del peso, del coste y del mantenimiento

Sin embargo, se ha revisado la técnica con el fin de contribuir a la disminución de las emisiones contaminantes (↓50% NO_x en take-off)



Sistemas incrementadores de empuje

Inyección de agua

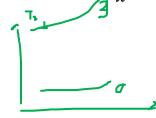
$$E = \left(\left(\mathbf{m_a} + m_f \right) v_9 - \mathbf{m_a} v_0 \right) + A_9 (P_9 - P_0))$$

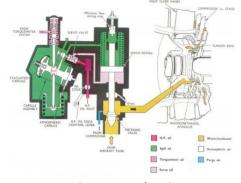
Características

- Se aumenta la densidad del flujo.
- > Se puede inyectar a la entrada del compresor o de la cámara de combustión.
- > Se inyecta agua o mezcla agua+metanol (en la cámara siempre con metanol).
- \triangleright Aumentos de 15% -30% del Empuje.
- > Aumento de peso, coste y mantenimiento.
- \triangleright Se plantea para reducir en despegue las emisiones de NO_x .

Inyección a la entrada del compresor

- > Se vaporiza y enfría el flujo de aire
- Aumentan densidad del aire y gasto másico





Sistema de inyección de agua a la entrada del compresor

Inyección a la entrada de la cámara de combustión

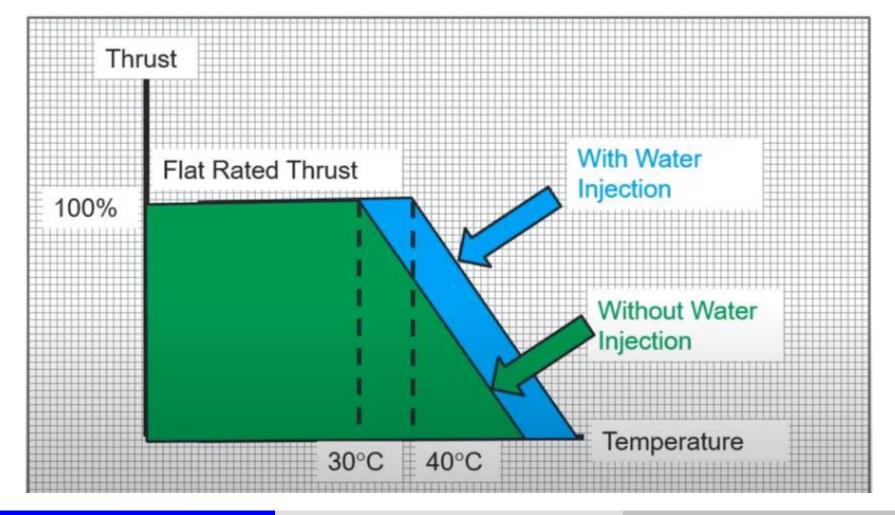
- \succ El CH_4 sirve como combustible, aunque hay que aumentar \dot{m}_f para mantener T_{4t} .
- > Aumenta uniformidad y disminuyen pérdidas de presión



Sistemas incrementadores de empuje

Inyección de agua

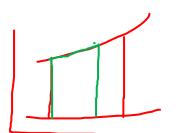
$$E = \left(\left(\mathbf{m_a} + m_f \right) v_9 - \mathbf{m_a} v_0 \right) + A_9 (P_9 - P_0))$$

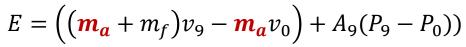




Sistemas incrementadores de empuje

Inyección de agua





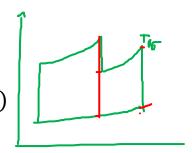






Sistemas incrementadores de empuje

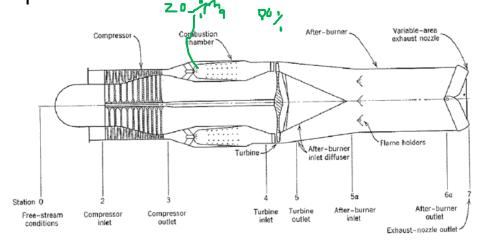
$$E = ((m_a + m_f)v_9 - m_a v_0) + A_9(P_9 - P_0))$$

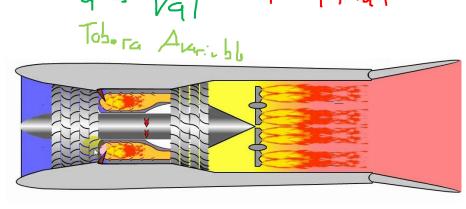


Es la técnica más adecuada para periodos de operación cortos

El carburante es quemado en una segunda cámara de combustión, utilizando el oxígeno no quemado → el aumento de temperatura a la entrada de la tobera

provoca el aumento de la velocidad del chorro.





Los inyectores son montados de forma que la llama esté concentrada alrededor del eje del chorro (alrededor de 1800°C)

Aumenta el consumo específico y la combustión no es muy eficiente

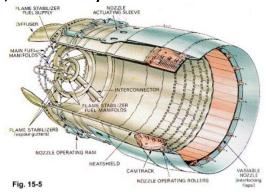


Sistemas incrementadores de empuje

Post-combustión
$$E = ((m_a + m_f)v_9 - m_a v_0) + A_9(P_9 - P_0))$$

Características

- Se vuelven a quemar los gases de escape aumentando velocidad del chorro.
- Inyectores montados alrededor del eje del chorro.
- Aumenta consumo específico.
- Combustión poco eficiente.
- La temperatura de combustión es superior en la cámara de combustión ya que no tiene el límite de la turbina ($\sim 2000K$). Pero limitada por el bloqueo térmico: flujo sónico a la salida de la cámara del postcombustor (ver figura)
- > Al aumentar la velocidad de salida, disminuye el rendimiento propulsivo





Sistemas incrementadores de empuje

Post-combustión

$$E = ((m_a + m_f)v_9 - m_a v_0) + A_9(P_9 - P_0))$$

Características

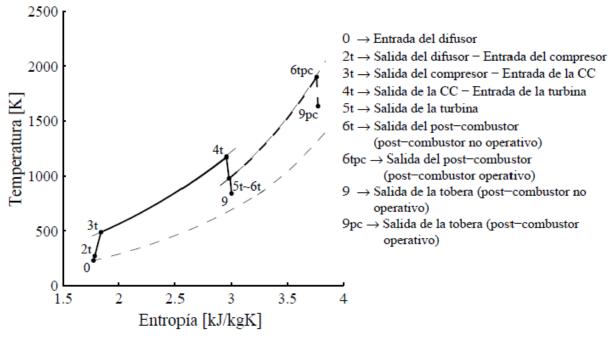




Sistemas incrementadores de empuje

Post-combustión
$$E = ((m_a + m_f)v_9 - m_av_0) + A_9(P_9 - P_0))$$

Análisis de los ciclos sin y con post-combustión



El post-combustor introduce dos procesos

- Pérdida de presión adiabática entre 5t y 6t
- Aumento de temperatura T_{6t}>T_{5t}



Sistemas incrementadores de empuje

Post-combustión
$$E = ((m_a + m_f)v_9 - m_a v_0) + A_9(P_9 - P_0))$$

Análisis de los ciclos sin y con post-combustión

$$\frac{E}{\dot{m}_{a}} = (1+f)V_{9} - V_{0} + (p_{9} - p_{0})\frac{A_{9}}{\dot{m}_{a}}$$

$$V_{9} = \sqrt{2c_{p_{n}}(T_{6t} - T_{9})} = \sqrt{2c_{p_{n}}T_{6t}\eta_{n}\left(1 - \left(\frac{p_{9}}{p_{6t}}\right)^{\frac{\gamma_{n}-1}{\gamma_{n}}}\right)}$$

$$\frac{E_{pc}}{\dot{m}_{a}} = (1+f+f_{pc})V_{9_{pc}} - V_{0} + (p_{9_{pc}} - p_{0})\frac{A_{9_{pc}}}{\dot{m}_{a}}$$

$$V_{9_{pc}} = \sqrt{2c_{p_{n_{pc}}}(T_{6t_{pc}} - T_{9_{pc}})} = \sqrt{2c_{p_{n_{pc}}}T_{6t_{pc}}\eta_{n_{pc}}\left(1 - \left(\frac{p_{9_{pc}}}{p_{6t_{pc}}}\right)^{\frac{\gamma_{n_{pc}}-1}{\gamma_{n_{pc}}}}\right)}$$



Sistemas incrementadores de empuje

Post-combustión
$$E = ((m_a + m_f) \mathbf{v_9} - m_a v_0) + A_9 (P_9 - P_0))$$

Análisis de los ciclos sin y con post-combustión Dividiendo ambos empujes específicos y considerando que la tobera no está bloqueada y que:

$$\begin{aligned} p_9 &= p_{9_{pc}} & \gamma_n &= \gamma_{n_{pc}} \\ p_{6t} &= p_{6t_{pc}} & 1 + f + f_{pc} \approx 1 + f \approx 1 \end{aligned}$$

Se obtiene que la relacion de velocidades del chorro coincide con la raíz cuadrada de la relación de temperaturas de parada a la entrada de la tobera

$$\frac{V_{9_{pc}}}{V_{9}} = \sqrt{\frac{T_{6t_{pc}}}{T_{6t}}}$$

y finalmente que:

$$\frac{E_{pc}}{E} = \frac{\sqrt{\frac{T_{6t_{pc}}}{T_{6t}}} - \frac{V_0}{V_9}}{1 - \frac{V_0}{V_9}}$$

2. Mejoras al empuje del motor turbojet



Sistemas incrementadores de empuje

Post-combustión
$$E = ((m_a + m_f)v_9 - m_a v_0) + A_9(P_9 - P_0))$$

Empuje en condiciones de post-combustión

$$\frac{E_{pc}}{E} = \frac{\sqrt{\frac{T_{6t_{pc}}}{T_{6t}}} - \frac{V_0}{V_9}}{1 - \frac{V_0}{V_9}} \qquad \qquad \frac{E_{pc}}{E} = \sqrt{\frac{T_{6t_{pc}}}{T_{6t}}} = \frac{V_{9_{pc}}}{V_9}$$

Para cualquier valor de $T_{\rm 6tpc}/T_{\rm 6t}$ cualquier incremento de V_0/V_9 conduce al incremento de $E_{\rm pc}/E$

Para cualquier valor de V_0/V_9 , el incremento de T_{6tpc}/T_{6t} conduce al incremento de la relación de empujes

Un motor con post-combustión opera con velocidad de chorro mayores con respecto a operación normal

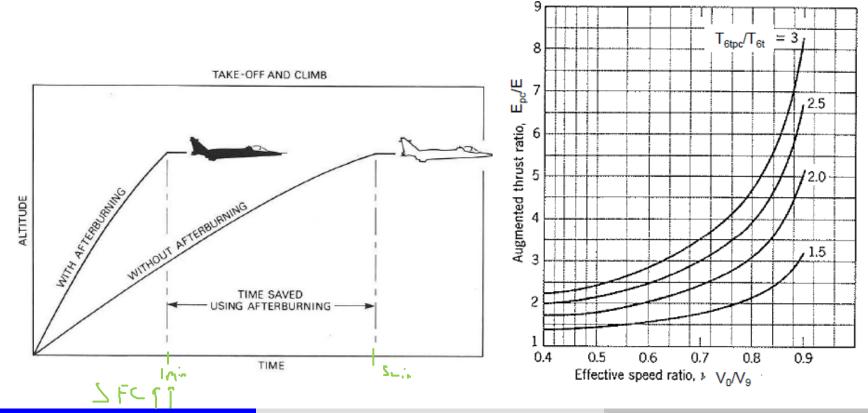
A medida que V_{9pc} aumenta, la eficiencia propulsiva disminuye $\eta_p \approx \frac{2V_0}{V_0 + V_{9_{pc}}}$



Sistemas incrementadores de empuje

Post-combustión
$$E = ((m_a + m_f) \mathbf{v_9} - m_a v_0) + A_9 (P_9 - P_0))$$

Relación de empujes con y sin post-combustión en función de la relación de temperaturas y de la velocidad efectiva de salida del chorro.



2. Mejoras al empuje del motor turbojet



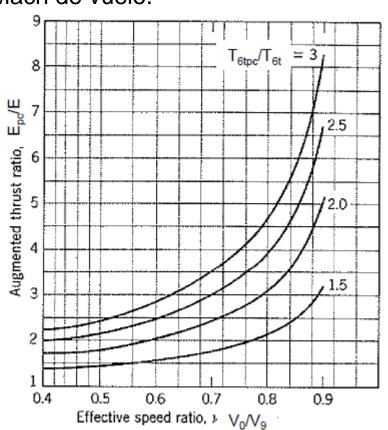
Sistemas incrementadores de empuje

Post-combustión
$$E = ((m_a + m_f) \mathbf{v_9} - m_a v_0) + A_9 (P_9 - P_0))$$

La post-combustión incrementa el consumo específico, pero este incremento es tanto menos importante como mayor sea el Mach de vuelo.

$$\frac{C_{e_{pc}}}{C_e} = \frac{\dot{m}_{f_{pc}}}{E_{pc}} \frac{E}{\dot{m}_f} = \frac{\dot{m}_f + \Delta \dot{m}_{f_{pc}}}{E + |\Delta E_{pc}|} \frac{E}{\dot{m}_f}$$

$$\frac{C_{e_{pc}}}{C_{e}} = \frac{1 + \frac{\Delta \dot{m}_{f_{pc}}}{\dot{m}_{f}}}{1 + \frac{\Delta E_{pc}}{E}}$$



2. Mejoras al empuje del motor turbojet

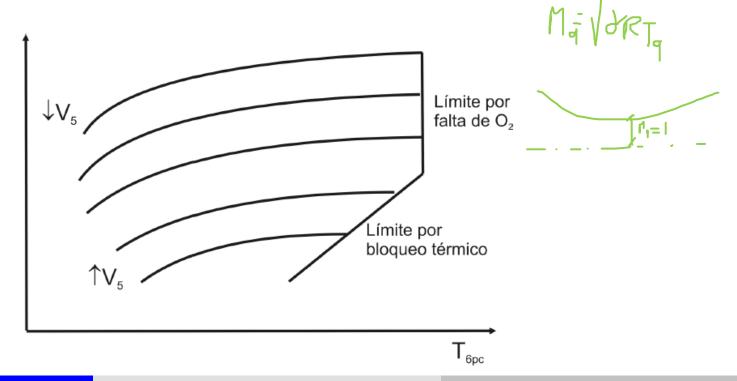


Sistemas incrementadores de empuje

Post-combustión
$$E = ((m_a + m_f)v_9 - m_a v_0) + A_9(P_9 - P_0))$$

Efecto del bloqueo térmico

Para unas condiciones de entrada al post-combustor conocidas, la temperatura máxima que se puede alcanzar coincide con flujo sónico a la salida de la cámara de post-combustión



Sistemas incrementadores de empuje

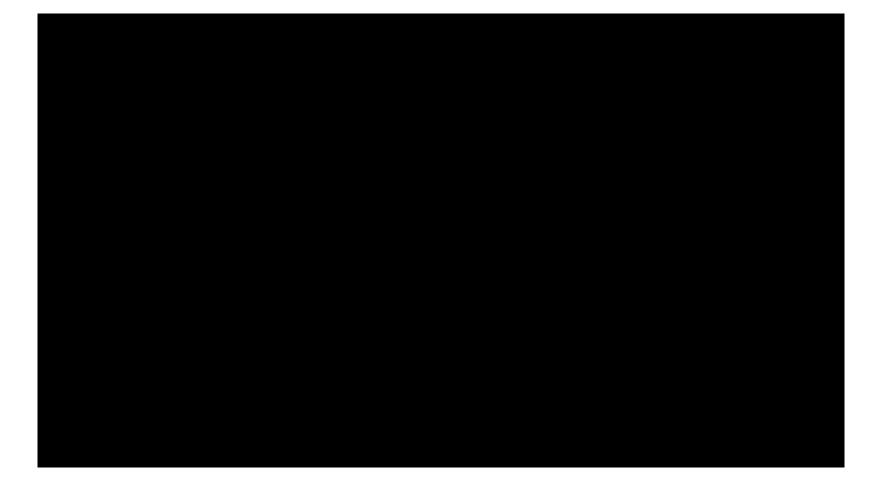
$$E = ((m_a + m_f)v_9 - m_a v_0) + A_9(P_9 - P_0))$$

Turbojet Engine with Afterburner

www.mekanizmalar.com

Sistemas incrementadores de empuje

Post-combustión
$$E = ((m_a + m_f)v_9 - m_a v_0) + A_9(P_9 - P_0))$$





Contenidos

- 1. Actuación y operación del motor turbojet
- 2. Mejoras al empuje del motor turbojet
- 3. Análisis termodinámico del difusor
- 4. Análisis termodinámico de la tobera
- 5. Ciclo termodinámico del motor turbojet



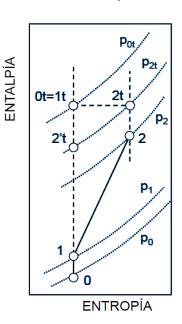
3. Análisis termodinámico del difusor



La eficiencia isentrópica del difusor se define como:

$$\eta_d = \frac{h_{02s} - h_0}{h_{02} - h_0} = \frac{T_{02s} - T_0}{T_{02} - T_0} = \frac{T_{02s}/T_0 - 1}{T_{02}/T_0 - 1}$$

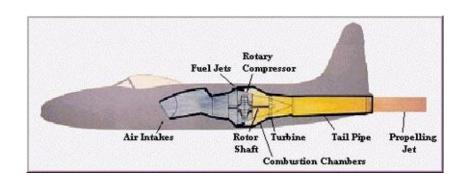
Como **el proceso de compresión en el difusor es adiabático**, se cumple que $T_{2t}=T_{0t}$, por lo que se obtiene que:



$$\frac{T_{02}}{T_0} = \frac{T_{00}}{T_0} = 1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_0^2$$

$$\eta_d = \frac{(P_{02s}/P_0)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\frac{\gamma-1}{2}M_0^2} = \frac{(P_{02}/P_0)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1}{\frac{\gamma-1}{2}M_0^2}$$





3. Análisis termodinámico del difusor



Por otro lado, se define la relación de recuperación de presiones de parada, como

$$\pi_{d} = \frac{p_{02}}{p_{00}}$$

$$\pi_{0-02} = \frac{p_{02}}{p_{0}}, Si\ M_{0} > 0 \rightarrow \frac{p_{02}}{p_{0}} > 1, Si\ M_{0} = 0, \frac{p_{02}}{p_{0}} \leq 1$$

$$Con\ \frac{p_{02}}{p_{0}} = \frac{p_{02}}{p_{00}} \frac{p_{00}}{p_{0}} = \pi_{d} \left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_{0}^{2}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}}$$

e la rel

Por lo tanto, el rendimiento isentrópico del difusor, en función de la rel presiones de parada



$$\eta_d = \frac{\left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_0^2\right) (\pi_d)^{\frac{\gamma - 1}{\gamma}} - 1}{\frac{\gamma - 1}{2} M_0^2}$$

$$\pi_{d} = \left[\frac{1 + \eta_{d} \left(\frac{\gamma - 1}{2} M_{0}^{2} \right)}{1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_{0}^{2}} \right]^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}}$$

ENTROPÍA



Contenidos

- 1. Actuación y operación del motor turbojet
- 2. Mejoras al empuje del motor turbojet
- 3. Análisis termodinámico del difusor
- 4. Análisis termodinámico de la tobera
- 5. Ciclo termodinámico del motor turbojet

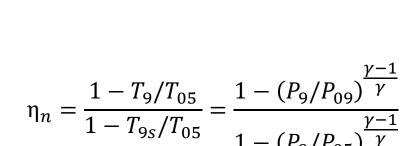


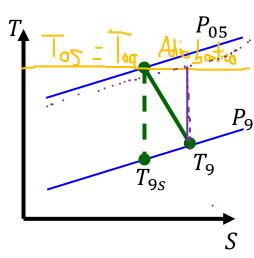


La eficiencia isentrópica de la tobera se define como

$$\eta_n = \frac{h_{05} - h_9}{h_{05} - h_{9s}} = \frac{T_{05} - T_9}{T_{05} - T_{9s}} = \frac{1 - T_9/T_{05}}{1 - T_{9s}/T_{05}}$$

Como el proceso de expansión en la tobera es adiabático, se cumple que $T_{09} = T_{05}$, por lo que se obtiene que





Con un poco de algebra

$$\frac{P_9}{P_{09}} = \left(1 - \eta_n \left(1 - \left(\frac{P_9}{P_{05}}\right)^{\frac{\gamma - 1}{\gamma}}\right)\right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}}$$

Re-escribiendo $\frac{P_{05}}{P_{09}} = \frac{P_9}{P_{09}} \frac{P_{05}}{P_9}$, entonces se obtiene que la relación de presiones de parada en la tobera viene dada por la expresión

$$\frac{1}{11r} = \frac{P_{05}}{P_{09}} = \frac{P_{05}}{P_{9}} \left(1 - \eta_n \left(1 - \left(\frac{P_9}{P_{05}} \right)^{\frac{\gamma - 1}{\gamma}} \right) \right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}}$$



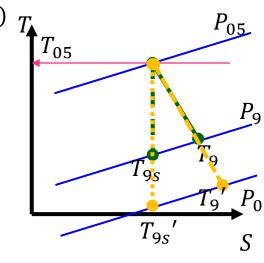
La velocidad de escape se evalúa a partir de la expresión $h_{05} - h_9 = \frac{v_9^2}{2}$

$$\eta_{n}(h_{05} - h_{9s}) = h_{05} - h_{9}$$

$$v_{9} = \sqrt{2\eta_{n}(h_{05} - h_{9s})} = \sqrt{2c_{p}\eta_{n}(T_{05} - T_{9s})} T_{9s}$$

$$v_{9} = \sqrt{\frac{2\gamma R}{\gamma - 1}\eta_{n}T_{05}\left(1 - \left(\frac{P_{9}}{P_{05}}\right)^{\frac{\gamma - 1}{\gamma}}\right)}$$

$$v_{9}' = \sqrt{\frac{2\gamma R}{\gamma - 1}\eta_{n}T_{05}\left(1 - \left(\frac{P_{0}}{P_{05}}\right)^{\frac{\gamma - 1}{\gamma}}\right)}$$



El número de Mach a la salida de la tobera será

$$M_9 = \frac{v_9}{\sqrt{\gamma R T_9}}$$

Operando sobre la definición de V9 y teniendo en cuenta que:

$$\frac{T_{09}}{T_0} = 1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_9^2 = \frac{T_{05}}{T_0}$$



El objetivo es obtener una expresión para M9. Partimos de la definición de V9

$$v_9^2 = \frac{2\gamma R}{\gamma - 1} \eta_n T_{05} \left(1 - \left(\frac{P_9}{P_{05}} \right)^{\frac{\gamma - 1}{\gamma}} \right)$$

Con un poco de algebra

$$\frac{v_9^2}{\gamma R T_9} = M_9 = \frac{2}{\gamma - 1} \eta_n T_{05} / T_9 \left(1 - \left(\frac{P_9}{P_{05}} \right)^{\frac{\gamma - 1}{\gamma}} \right)$$

$$M_9^2 = \frac{2}{\gamma - 1} \eta_n (1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_9^2) \left(1 - \left(\frac{P_9}{P_{05}} \right)^{\frac{\gamma - 1}{\gamma}} \right)$$

$$M_9^2 = \frac{2}{\gamma - 1} \left(\eta_n \left(1 - \left(\frac{P_9}{P_{05}} \right)^{\frac{\gamma - 1}{\gamma}} \right) \right)$$

$$1 - \eta_n \left(1 - \left(\frac{P_9}{P_{05}} \right)^{\frac{\gamma - 1}{\gamma}} \right)$$



Para obtener la relación de áreas entre la garganta de la tobera (8) y la sección de salida (9) se aplicará la ecuación de continuidad

$$m_8 = m_9$$

Para ello conviene expresar el flujo másico en función de la presión y temperatura de parada, de la relación de calores específicos y del número de Mach.

$$\dot{m}_{9} = \rho_{9} A_{9} V_{9} = \frac{p_{9}}{R T_{9}} A_{9} M_{9} \sqrt{\gamma R T_{9}} = \sqrt{\frac{\gamma}{R}} A_{9} \frac{p_{9}}{\sqrt{T_{9}}} M_{9} = \sqrt{\frac{\gamma}{R}} A_{9} \frac{p_{9t}}{\left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_{9}^{2}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}}} \frac{\sqrt{1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_{9}^{2}}}{\sqrt{T_{9t}}} M_{9}$$

$$\dot{m}_9 = \sqrt{\frac{\gamma}{R}} A_9 \frac{p_{9t}}{\sqrt{T_{9t}}} M_9 \left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_9^2\right)^{\frac{-(\gamma + 1)}{2(\gamma - 1)}} \rightarrow \frac{\dot{m}_9 \sqrt{T_{9t}}}{p_{9t}} = \sqrt{\frac{\gamma}{R}} A_9 M_9 \left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_9^2\right)^{\frac{-(\gamma + 1)}{2(\gamma - 1)}}$$



Aplicando que $m_8 = m_9$

$$\sqrt{\frac{\gamma}{R}}A_9\frac{p_{9t}}{\sqrt{T_{9t}}}M_9\bigg(1+\frac{\gamma-1}{2}M_9^2\bigg)^{\frac{-(\gamma+1)}{2(\gamma-1)}} = \sqrt{\frac{\gamma}{R}}A_8\frac{p_{8t}}{\sqrt{T_{8t}}}M_8\bigg(1+\frac{\gamma-1}{2}M_8^2\bigg)^{\frac{-(\gamma+1)}{2(\gamma-1)}}$$

$$A_9 \frac{p_{9t}}{\sqrt{T_{9t}}} M_9 \left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_9^2 \right)^{\frac{-(\gamma + 1)}{2(\gamma - 1)}} = A_8 \frac{p_{8t}}{\sqrt{T_{8t}}} M_8 \left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_8^2 \right)^{\frac{-(\gamma + 1)}{2(\gamma - 1)}}$$

En condiciones críticas, en la garganta M₈=1, y como T_{8t}=T_{9t}, la relación de áreas dependerá del Mach a la salida de la tobera.

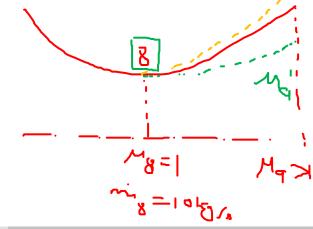
$$A_{9}p_{9t}M_{9}\left(1+\frac{\gamma-1}{2}M_{9}^{2}\right)^{\frac{-(\gamma+1)}{2(\gamma-1)}}=A_{8}p_{8t}\left(\frac{\gamma+1}{2}\right)^{\frac{-(\gamma+1)}{2(\gamma-1)}} \rightarrow \\ \left(\frac{A_{9}}{A_{8}}=\frac{p_{8t}}{p_{9t}}\frac{1}{M_{9}}\left(\frac{2}{\gamma+1}\left(1+\frac{\gamma-1}{2}M_{9}^{2}\right)\right)^{\frac{\gamma+1}{2(\gamma-1)}}\right)^{\frac{\gamma+1}{2(\gamma-1)}}$$

En el caso isentrópico $p_{08} = p_{09}$



$$\frac{A_{9}}{A_{8}} = \frac{1}{M_{9}} \left(\frac{2}{\gamma + 1} \left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_{9}^{2} \right) \right)^{\frac{\gamma + 1}{2(\gamma - 1)}}$$

$$\mathcal{M}_{c_{1}} \longrightarrow \mathcal{N}_{c_{2}} \longrightarrow \mathcal{N}_{c_{3}}$$





 $Si T_9 \uparrow \rightarrow V_9 \uparrow \rightarrow M_9 \uparrow \rightarrow Para mantener tobera adaptada, geometría variable$



$$\frac{A_{9}}{A_{8}} = \frac{1}{M_{9}} \left(\frac{.2}{\gamma + 1} \left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_{9}^{2} \right) \right)^{\frac{\gamma + 1}{2(\gamma - 1)}}$$

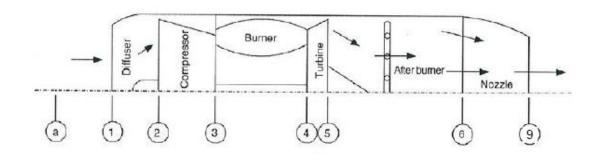


Contenidos

- 1. Actuación y operación del motor turbojet
- 2. Mejoras al empuje del motor turbojet
- 3. Análisis termodinámico del difusor
- 4. Análisis termodinámico de la tobera
- 5. Ciclo termodinámico del motor turbojet



Ciclo ideal



 $\gamma_c \cong 1.44$ $\gamma_e \cong 1.33$

a(0)-1: ambiente

1-2: difusión del flujo a la entrada

2-3: compresión

3-4: combustión

4-5: expansión en la turbina

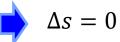
5-6: post-combustión, si la hay

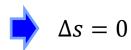
6-9: expansión en la tobera

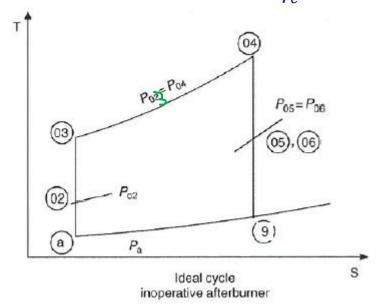
$$p_0 = p_{01}$$

$$\Delta s = 0$$

$$p_{03} = p_{04}$$







Ciclo ideal

Admision/Difusor (0, 02)

$$P_{02} = P_{01} = P_{00} = P_0 \left(1 + \frac{(\gamma - 1)}{2} M_0^2 \right)^{\frac{\gamma}{(\gamma - 1)}}$$

$$T_{02} = T_0 \left(1 + \frac{(\gamma - 1)}{2} M_0^2 \right)$$

Compresor (02, 03)

Para una relación de compresión dada

$$P_{03} = P_{02}\pi_c$$

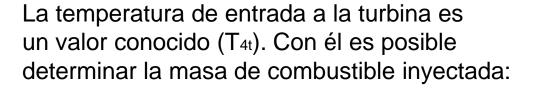
$$T_{03} = T_{02}(\pi_c)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}$$



Ciclo ideal

Camara de combustión (03, 04)

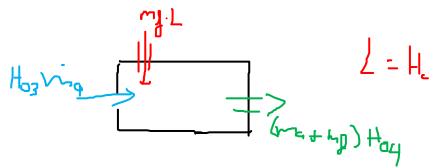
Caso ideal, sin perdidas de presión $P_{03} = P_{04}$

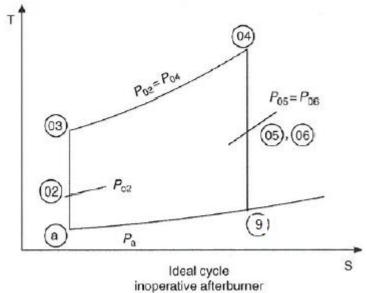


$$m_{fuel}L + m_{air}c_pT_{03} = (m_{aire} + m_{fuel})c_pT_{04}$$

El dosado, o relación de combustible es $fcc = \frac{m_{fuel}}{m_{aire}} = \frac{c_p T_{04} - c_p T_{03}}{L - c_p T_{04}}$

$$\frac{(m_{fuel}L + m_{air}c_pT_{03})}{(m_{aire} + m_{fuel})c_p} = T_{04}$$







Ciclo ideal

Turbina (04, 05)

Relación de trabajo entre turbina y compresor

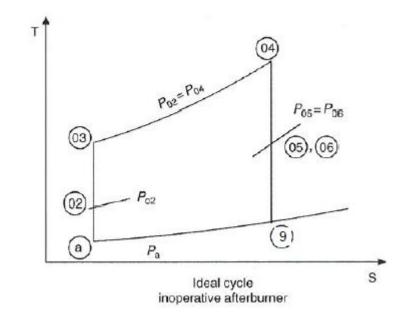
$$\dot{W}_c = \dot{W}_t; \qquad \Delta h_c = \eta_m \Delta h_t$$

donde ηm es el rendimiento mecánico del eje

$$T_{05} = T_{04} - \frac{c_p(T_{03} - T_{02})}{\eta_m(1 + fcc)c_p}$$

$$P_{05} = P_{04} \left(\frac{T_{05}}{T_{04}}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}}$$

$$\Delta h_{aux} + \Delta h_c = \eta_m \Delta h_t$$





Ciclo ideal

Tobera (05, 9)

En primer lugar, se ha de verificar si la tobera se encuentra bloqueada o no. La presión crítica viene dada por la expresión:

$$\frac{p_{05}}{p_{cr}} = \left(1 + \frac{\gamma_e - 1}{2} M_{cr}^2\right)^{\frac{\gamma_e}{\gamma_e - 1}} = \left(\frac{\gamma_e + 1}{2}\right)^{\frac{\gamma_e}{\gamma_e - 1}}$$

$$M_{cr} = 1$$

 $p_{cr} = \frac{p_{05}}{\left(\frac{\gamma_e + 1}{2}\right)^{\frac{\gamma_e}{\gamma_e - 1}}}$

$$p_9 = p_{cr}$$

$$T_{05} = T_{cr} \left(1 + \frac{\gamma_e - 1}{2} M_{cr}^2 \right)$$
 , $M_{cr} = 1$, $T_{cr} = T_9$
$$\frac{T_{05}}{T_9} = \frac{\gamma_e + 1}{2}$$

$$V_9 = \sqrt{\gamma_e R T_9}$$

Si pcr < po NO bloqueada/adaptada

$$p_{9} = p_{0}$$

$$\frac{T_{05}}{T_{9}} = \left(\frac{p_{05}}{p_{0}}\right)^{\frac{\gamma_{e}-1}{\gamma_{e}}}$$

$$V_{9} = \sqrt{2c_{pe}(T_{05} - T_{9})}$$

inoperative afterburner



Ciclo ideal

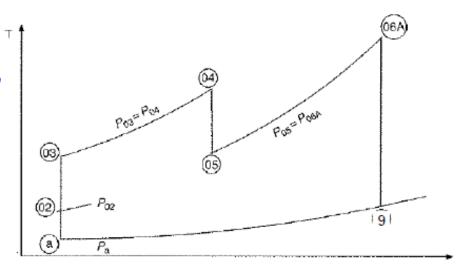
Post-combustor (05, 06) Cambiar en tobera subíndice **5** por **6**

Al ser ciclo ideal

$$p_{06} = p_{05}$$

$$T_{06} = T_{max}$$

Se inyecta una cantidad adicional de combustible, de modo que se cumple



Así, el dosado del post-combustor será

$$\dot{m}_5 h_{5t} + \dot{m}_{f_{pc}} L = \dot{m}_6 h_{6t}$$

$$m_{fuel,pc}L + (m_{air} + m_{fuel})c_pT_{05} = (m_{aire} + m_{fuel} + m_{fuel,pc})c_pT_{06}$$

$$f_{pc} = \frac{(1+f)(c_p T_{06} - c_p T_{05})}{L - c_p T_{06}}$$

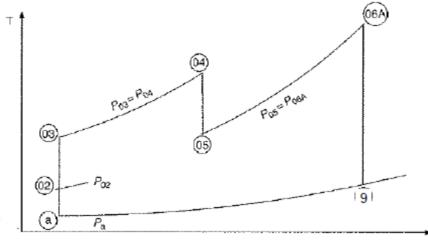


Ciclo ideal

Post-combustor (05, 06)

En este caso, en la tobera se tendrá

$$\frac{p_{06}}{p_{cr}} = \left(1 + \frac{\gamma_e - 1}{2} M_{cr}^2\right)^{\frac{\gamma_e}{\gamma_e - 1}} = \left(\frac{\gamma_e + 1}{2}\right)^{\frac{\gamma_e}{\gamma_e - 1}}$$



 $M_{cr} = 1$, condición crítica = Condición sónica

Si pcr ≥ po Bloqueada

$$p_9 = p^*$$

$$\frac{T_{6t}}{T_9} = \left(\frac{\gamma_c + 1}{2}\right)$$

$$V_9 = \sqrt{\gamma_c R T_9}$$

Si pcr < po NO bloqueada

$$p_9 = p_0$$

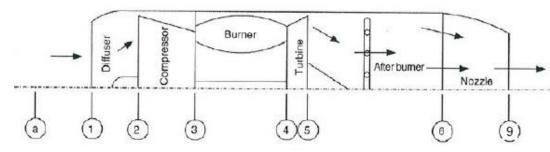
$$\frac{T_{6t}}{T_9} = \left(\frac{p_{6t}}{p_0}\right)^{\frac{\gamma_c - 1}{\gamma_c}}$$

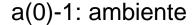
$$V_9 = \sqrt{2c_{p_c} \left(T_{6t} - T_9\right)}$$



Ciclo real

Definición de las estaciones de cálculo





1-2: difusión del flujo a la entrada

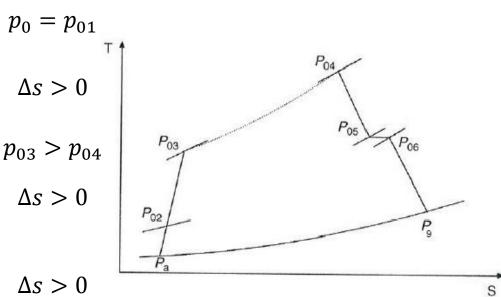
2-3: compresión

3-4: combustión

4-5: expansión en la turbina

5-6: post-combustión, si la hay

6-9: expansión en la tobera





Ciclo real

Admision/Difusor (0, 02)

$$P_{02} = P_0 \left(1 + \frac{\eta_{dif}(\gamma - 1)}{2} M_0^2 \right)^{\frac{\gamma}{(\gamma - 1)}}$$

$$T_2 = T_0 \left(1 + \frac{(\gamma - 1)}{2} M_0^2 \right)$$

Compresor (02, 03)

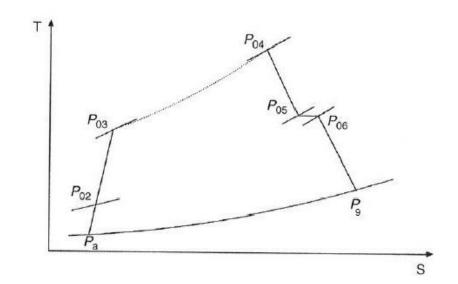
Para una relación de compresión dada

$$P_{03} = P_{02}\pi_c$$

$$T_{03s} = T_{02}(\pi_c)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}$$

$$\eta_c = \frac{T_{03s} - T_{02}}{T_{03} - T_{02}}$$

$$T_{03} = \frac{(T_{03s} - T_{02})}{\eta_c} + T_{02}$$



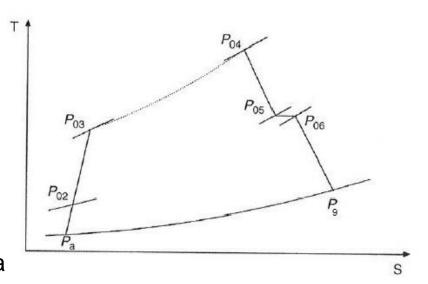


Ciclo real

Camara de combustión (03, 04)

Caso ideal, sin perdidas de presión $P_{04} = P_{03} * \Delta P_{cc}$

La temperatura de entrada a la turbina es un valor conocido (T_{4t}). Con él es posible determinar la masa de combustible inyectada



$$\eta_{comb} m_{fuel} L + m_{air} c_p T_{03} = (m_{aire} + m_{fuel}) c_p T_{04}$$

 $\pi_{34} \cong 0.99$ $\eta_{cc} \sim 0.99$ (subsónico)

El dosado, o relación de combustible es
$$fcc = \frac{m_{fuel}}{m_{aire}} = \frac{c_p T_{04} - c_p T_{03}}{\eta_{comb} L - c_p T_{04}}$$



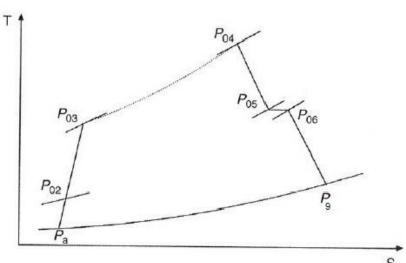
Ciclo real

Turbina (04, 05)

Relación de trabajo entre turbina y compresor

$$\dot{W}_c = \dot{W}_t$$
; $\Delta h_c = \eta_m \Delta h_t$

donde η_m es la proporción de trabajo específico aportado por la turbina que es necesario para conducir al compresor.



$$T_{05} = T_{04} - \frac{c_p(T_{03} - T_{02})}{\eta_m(1 + fcc)c_p}$$

$$T_{05s} = T_{04} - \frac{(T_{04} - T_{05})}{\eta_t}$$

$$P_{05} = P0_4 \left(\frac{T_{05s}}{T_{04}}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}}$$

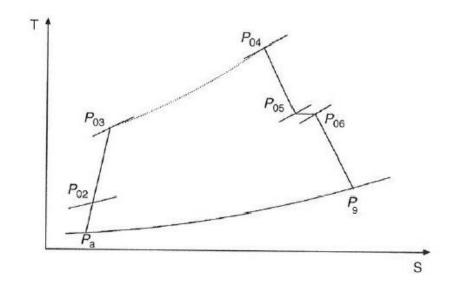


Ciclo real

Post-combustor (05, 06)

No operativo

$$p_{06} = \pi_{56} p_{05}, \qquad \pi_{56} < 1$$
 $T_{06} = T_{05}$



<u>Operativo</u>

$$p_{06} = \pi_{56} p_{05}$$

$$T_{06} = T_{m\acute{a}x}$$

$$f_{pc} = \frac{(1+f)(h_{06} - h_{05})}{\eta_{pc}L - h_{06}} = \frac{(1+f)(c_{p6}T_{06} - c_{p5}T_{05})}{\eta_{pc}L - c_{p6}T_{06}}$$

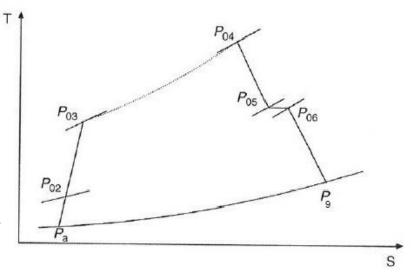


Ciclo real

Tobera

La presión crítica viene dada por:

$$M_{cr}^{2} = \frac{2}{\gamma_{c} - 1} \left[\frac{\eta_{n} \left(1 - \left(\frac{p^{*}}{p_{6t}} \right)^{\frac{\gamma_{c} - 1}{\gamma_{c}}} \right)}{1 - \eta_{n} \left(1 - \left(\frac{p^{*}}{p_{6t}} \right)^{\frac{\gamma_{c} - 1}{\gamma_{c}}} \right)} \right] \rightarrow \frac{p_{6t}}{p^{*}} = \frac{1}{\left[1 - \frac{1}{\eta_{n}} \frac{\gamma_{c} - 1}{\gamma_{c} + 1} \right]^{\frac{\gamma_{c}}{\gamma_{c} - 1}}}$$



Si p*≥ p0 Bloqueada

$$p_9 = p_{cr}$$

$$\frac{T_{06}}{T_9} = \frac{\gamma_e + 1}{2}$$

$$V_9 = \sqrt{\gamma_e R T_9}$$

Si p* < p0 NO bloqueada/adaptada

$$p_{9} = p_{0}$$

$$T_{9} = T_{06} \left\{ 1 - \eta_{n} \left[1 - \left(\frac{p_{9}}{p_{06}} \right)^{\frac{\gamma_{e} - 1}{\gamma_{e}}} \right] \right\}$$

$$V_{9} = \sqrt{2C_{pe}(T_{06} - T_{9})}$$



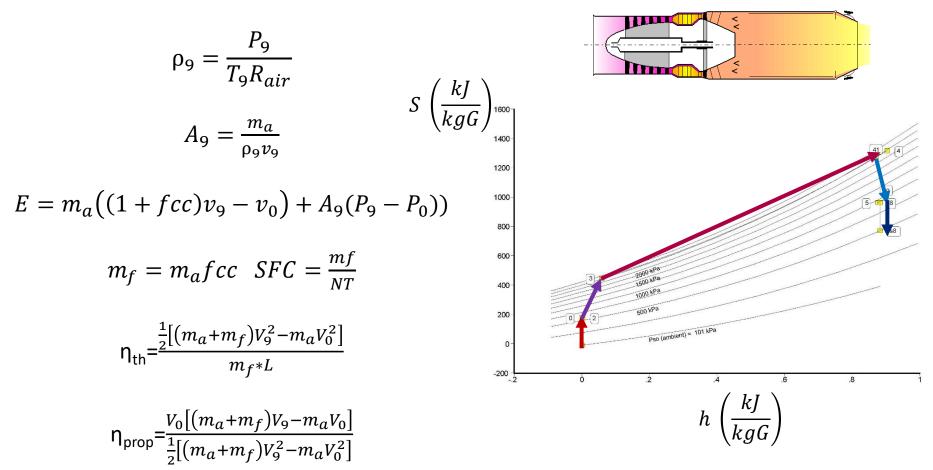
Ciclo real

Otras consideraciones

- Motor multi-eje: balance de energía en cada eje
- Existencia de sangrado en el compresor, redistribución de flujo másico y cambio de temperaturas en cada chorro
- Actuación de motor de operación sin/con post-combustión
- Cálculo del empuje
- Cálculo del consumo específico
- Cálculo de las eficiencias (térmica, propulsiva, global)



Engine performance (tobera adaptada)



$$\eta_o = \eta_{prop} \eta_{th}$$



Contenidos

- 1. Actuación y operación del motor turbojet
- 2. Mejoras al empuje del motor turbojet
- 3. Análisis termodinámico del difusor
- 4. Análisis termodinámico de la tobera
- 5. Ciclo termodinámico del motor turbojet





- "Elements of propulsion, gas turbine and rockets" Jack D. Mattingly, Tema 4, 7, 8
- "Gas turbine theory". Cohen, Rogers & Saravanamuttoo. Prentice Hall. Tema 3, 8, 9
- > "Aircraft Propulsion", Saeed Farokhi, Wiley, Tema 4, 6, 10



Una aeronave propulsada por un turborreactor se encuentra volando a Mach 0.92 y una altitud de 11000 m en una atmósfera estándar ISA, que para esta altitud determina 216.65 K y 0.226 bar. La temperatura total máxima de los gases a la salida de la cámara de combustión es de 1380K. Asumiendo que todos los procesos que tienen lugar en el motor son ideales a excepción de la transmisión de potencia en el eje, en el que se pierde el 2 % de la potencia obtenida por la expansión en la turbina, se pide:

- 1- Calcular la relación de compresión para que el incremento de temperatura total en el compresor no supere 230 K
- 2- Calcular el dosado absoluto
- 3- Calcular el empuje neto y los rendimientos global, térmico, y propulsivo sabiendo que el área de salida de la tobera es de 0.14 m²
- 4- Si la tobera estuviera bloqueada, ¿cuál sería el incremento de empuje neto y de rendimiento global en el caso de que se instalara una tobera convergente-divergente adaptada? Para este supuesto, se desea determinar el área de la garganta y de salida de la tobera si el flujo másico de aire trasegado por el motor se mantiene constante.

$$c_p = 1004.5 \frac{J}{k \, gK}$$
; $R = 287$; $L = 43.5 MJ$



$$M_0 = 0.92; h = 11 \ km; \ T_0 = 216.65 \ K; P_0 = 0.226 \ bar; \ T_4 = 1380 \ K; \ \eta_m = 98\%; \ T_3 = 230 \ K, A_9 = 0.14 \ m^2 \ c_p = 1004.5 \ \frac{J}{kgK}; R = 287; L = 43.5 MJ \ \gamma = \frac{c_p}{c_p - R} = \frac{1004.5}{1004.5 - 287} = 1.4$$

1- Calcular la relación de compresión para que el incremento de temperatura total en el compresor no supere 230 K

Difusor

$$T_{00} = T_0 \left(1 + \frac{\gamma - 1}{2} M_0^2 \right) = 216.65 \left(1 + (0.2 * 0.92^2) \right) = 253.3K$$

$$P_{00} = P_0 \left(\frac{T_{00}}{T_0} \right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}} = 0.226 \left(\frac{253.3}{216.6} \right)^{\frac{1.4}{0.4}} = 0.39 \ bar = 3.9 \times 10^4 Pa$$

 $P_{02} = P_{00}$; $T_{02} = T_{00}$, proceso ideal

Compresor,
$$\pi_c \eta_c = 100\%$$
, proceso ideal

$$T_{03} = T_{02} + 230 = 483.3 K$$

$$\pi_c = \frac{P_{03}}{P_{02}} = \left(\frac{T_{03}}{T_{02}}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}} = \left(\frac{483.3}{253.3}\right)^{\frac{1.4}{0.4}} = 9.6$$



$$M_0 = 0.92; h = 11 \ km; T_0 = 216.65 \ K; P_0 = 0.226 \ bar;$$
 $T_4 = 1380 \ K; \ \eta_m = 98\%;$ $T_{03} = 483.3 \ K, A_9 = 0.14 \ m^2$ $c_p = 1004.5 \ \frac{J}{kgK}; R = 287; L = 43.5 MJ$

2- Calcular el dosado absoluto

Cámara de combustión

$$m_a C_p T_{03} + m_f L = (m_a + m_f) c_p T_{04}$$

$$C_p T_{03} + \frac{m_f}{m_a} L = \left(1 + \frac{m_f}{m_a}\right) c_p T_{04}$$

$$C_p T_{03} + f L = (1 + f) c_p T_{04}$$

$$f = \frac{c_p T_{04} - c_p T_{03}}{L - c_n T_{04}} = \frac{1004.5(1380 - 483.3)}{43.5 \times 10^6 - 1004.5 \times 1380} = 0.02$$



$$M_0 = 0.92; h = 11 \ km; \ T_0 = 216.65 \ K; P_0 = 0.226 \ bar; \ T_4 = 1380 \ K; \ \eta_m = 98\%; \ T_{03} = 483.3 \ K, A_9 = 0.14 \ m^2 \ c_p = 1004.5 \ \frac{J}{kgK}; R = 287; L = 43.5 MJ$$

3- Calcular el empuje neto y los rendimientos global, térmico, y propulsivo sabiendo que el área de salida de la tobera es de 0.14 m²

$$Turbina, \eta_t = 100; \Delta h_t = \frac{\Delta h_c}{\eta_m}, \eta_m = 0.98$$

$$\Delta h_c = C_p(T_{03} - T_{02}) = 1004.5 * (483.3 - 253.3) = 1004.5 * 230 = 2.3 \times 10^5 W$$

$$\Delta h_t = \frac{2.3 \times 10^5}{\eta_m} = \frac{2.3 \times 10^5}{0.98} = 2.36 \times 10^5 W$$

$$\Delta h_t = C_p(T_{04} - T_{05})$$

$$T_{05} = T_{04} - \frac{\Delta h_t}{C_p} = 1380 - 2.36 \times \frac{10^5}{1004.5} = 1145.1 K$$

$$P_{05} = P_{04} \left(\frac{T_{05}}{T_{04}}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}} = \pi_c * P_{02} \left(\frac{T_{05}}{T_{04}}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}} = 9.6 * 3.9 \times 10^4 \left(\frac{1145.1}{1380}\right)^{\frac{1.4}{0.4}}$$

$$= 1.95 \times 10^5 Pa$$



$$M_0 = 0.92; h = 11 \ km; \ T_0 = 216.65 \ K; P_0 = 0.226 \ bar; \ T_4 = 1380 \ K; \ \eta_m = 98\%; \ T_{03} = 483.3 \ K, A_9 = 0.14 \ m^2 \ c_p = 1004.5 \ \frac{J}{kgK}; R = 287; L = 43.5 MJ$$

3- Calcular el empuje neto y los rendimientos global, térmico, y propulsivo sabiendo que el área de salida de la tobera es de 0.14 m²

Tobera,
$$\eta_n = 100$$
; $T_{05} = T_{09}$

$$P_{cr} = \frac{P_{05}}{\left(\frac{\gamma + 1}{2}\right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}}} = \frac{1.95 \times 10^5 \, Pa}{(1.2)^{\frac{1.4}{0.4}}} = 1.03 \times 10^5 Pa$$

Comparar
$$P_{cr}$$
 frente $a P_0$, $P_{cr} = 103 \text{ kPa}$; $P_0 = 22.6 \text{ kPa}$

$$P_{cr} > P_0 \rightarrow Tobera\ bloqueada$$

$$P_9 = P_{cr}, M_9 = M_{cr} = 1;$$

$$P_9 = 1.03 \times 10^5 Pa; T_9 = \frac{T_{05}}{\left(1 + \frac{\gamma - 1}{2}\right)} = \frac{1145.1}{1.2} = 954.3 K$$

$$V_9 = M_9 \sqrt{\gamma R T_9} = 1\sqrt{1.4 * 287 * 954.3} = 619.2 \frac{m}{s_m}$$

$$V_0 = M_0 \sqrt{\gamma R T_0} = 0.92 \sqrt{1.4 * 287 * 216.6} = 271.4 \frac{m}{s}$$

$$m_9 = \rho_9 V_9 A_9 = \frac{P_9}{RT_9} V_9 A_9 = \frac{1.03 \times 10^5}{287 * 954.3} * 619.2 * 0.14 = 32.6 \frac{kg}{s}$$



$$M_0 = 0.92; h = 11 \ km; T_0 = 216.65 \ K; P_0 = 0.226 \ bar;$$
 $T_4 = 1380 \ K; \ \eta_m = 98\%;$ $T_{03} = 483.3 \ K, A_9 = 0.14 \ m^2$ $c_p = 1004.5 \ \frac{J}{kgK}; R = 287; L = 43.5 MJ$

3- Calcular el empuje neto y los rendimientos global, térmico, y propulsivo sabiendo que el área de salida de la tobera es de $0.14~\rm m^2$

Prestaciones

$$\begin{split} P_9 &= 1.03 \times 10^5 Pa; V_9 = 619.2 \frac{m}{s}; V_0 = 271.4 \frac{m}{s}; m_9 = 32.6 \frac{kg}{s}; f = 0.02 \\ &E_n = m_a \left((1+f) V_9 - V_0 \right) + A_9 (P_9 - P_0) \\ &= 32.6 (1.02 * 619.2 - 271.4) + 0.16 (1.03 \times 10^5 - 0.2261 \times 10^5) = 24.6 \, kN \\ \eta_{th2} &= \frac{V_0 E_n + \frac{1}{2} m_a (1+f) (V_9 - V_0)^2}{ma*f*L} = \frac{(271.4 * 24.6 * 10^3) + (.5 * 32.6 * 1.02 * (619.2 - 271.4)^2)}{32.6 * 0.02 * 43.5 \times 10^6} = -0.3 \\ \eta_{p2} &= \frac{EV_0}{V_0 E_n + \frac{1}{2} m_a (1+f) (V_9 - V_0)^2} \\ &= \frac{271.4 * 24.6 * 10^3}{(271.4 * 24.6 * 10^3) + (.5 * 32.6 * 1.02 * (619.2 - 271.4)^2)} = 0.77 \end{split}$$

$$\eta_0 = \eta_{th2} \, \eta_{p2} = 0.23$$
 ; $SFC = \frac{ma*f}{E} = 32.6 * \frac{0.02}{24600} =$



$$M_0 = 0.92; h = 11 \ km; \ T_0 = 216.65 \ K; P_0 = 0.226 \ bar; \ T_4 = 1380 \ K; \ \eta_m = 98\%; \ T_3 = 230 \ K, A_9 = 0.14 \ m^2 \ c_p = 1004.5 \ \frac{J}{kgK}; R = 287; L = 43.5 MJ$$

4- Si la tobera estuviera bloqueada, ¿cuál sería el incremento de empuje neto y de rendimiento global en el caso de que se instalara una tobera convergente-divergente adaptada? Para este supuesto, se desea determinar el área de la garganta y de salida de la tobera si el flujo másico de aire trasegado por el motor se mantiene constante.