

## EJERCICIO 6

### ENUNCIADO EJERCICIO 06

Una Turbina de Gas de 6.000 kW de potencia útil, con efecto regenerativo, tiene los siguientes datos de diseño:

- Condiciones del aire a la entrada del Compresor: Ambientales ( $T_a = 15 \text{ }^{\circ}\text{C}$  y  $P_a = 1 \text{ bar}$ )
- Relación de compresión: 10
- Rendimiento isoentrópico del Compresor: 0,75
- PCI del combustible: 37.000 kJ/Nm<sup>3</sup>
- Rendimiento isoentrópico del Expansor: 0,8
- Temperatura de los humos a la salida de la Cámara de Combustión: 980  $\text{ }^{\circ}\text{C}$
- Temperatura de los humos a la salida del Regenerador: 270  $\text{ }^{\circ}\text{C}$
- Rendimiento de la Turbina de Gas: 40 %
- Dosado:  $F = 0,012$
- $C_p$  (medio) para el aire y los humos: 1,1 kJ/kg.  $\text{ }^{\circ}\text{C}$ .
- Coeficiente adiabático para aire y humos:  $\gamma = 1,4$

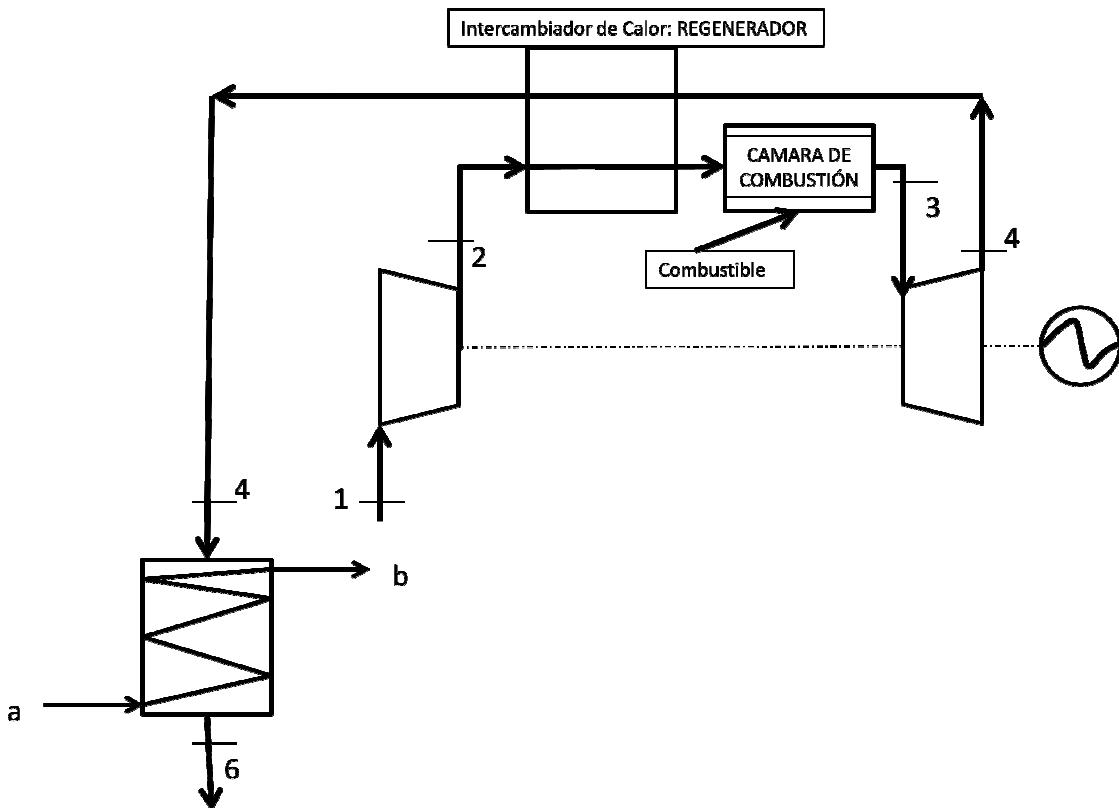
La energía de los humos a la salida del Regenerador se aprovecha para producir vapor saturado a 10 bares, en una Caldera de Recuperación (C.R.), siendo la temperatura de salida de los humos de la C.R. de 135  $\text{ }^{\circ}\text{C}$ . La temperatura del agua de alimentación a la Caldera es de 80  $\text{ }^{\circ}\text{C}$ .

Se pide:

1. Dibujar el esquema de la instalación, indicando los puntos principales.
2. Consumo de combustible
3. Caudal de humos en kg/seg
4. Temperatura real de los humos a la salida del Expansor
5. Caudal de vapor producido en la Caldera
6. Exergía de los humos a la salida del Regenerador

**Datos:**

1) Esquema completo de la instalación



2) Consumo de Combustible

Potencia útil de la instalación

$$N_e = 6000 \text{ [kW]}$$

Rendimiento de la Instalación

$$\eta_{GT} = 0,4$$

Poder Calorífico Inferior del combustible

$$H_p = 37000 \text{ [kJ/Nm}^3\text{]}$$

3) Caudal de gases

Dosado

$$F = 0,012$$

Calculamos los puntos de la instalación

Entrada al compresor

$$t_1 = 15 \text{ [C]}$$

$$P_1 = 1 \text{ [bar]}$$

Relación de compresión

$$\rho = 10$$

$$\gamma = 1,4$$

$$T_{1;k} = \text{ConvertTemp}(C; K; t_1)$$

$$\frac{P_2}{P_1} = \rho$$

$$P_{2;s} = P_2$$

$$\frac{T_{2s;k}}{T_{1;k}} = \left[ \frac{P_{2;s}}{P_1} \right]^{\left[ \frac{\gamma - 1}{\gamma} \right]}$$

$$t_{2s} = \text{ConvertTemp}(K; C; T_{2;k})$$

Rendimiento interno del compresor

$$\eta_k = 0,75$$

$$c_p = 1,1 \text{ [kJ/kg-C]}$$

$$h_1 = c_p \cdot t_1$$

$$h_{2s} = c_p \cdot t_{2s}$$

$$\eta_k = \frac{h_{2s} - h_1}{h_2 - h_1}$$

$$h_2 = c_p \cdot t_2$$

$$T_{2;k} = \text{ConvertTemp}(C; K; t_2)$$

$$t_3 = 980 \text{ [C]}$$

$$T_{3;k} = \text{ConvertTemp}(C; K; t_3)$$

$$P_3 = P_2$$

$$P_{4s} = P_1$$

$$\frac{T_{3;k}}{T_{4s;k}} = \left[ \frac{P_3}{P_{4s}} \right]^{\left[ \frac{\gamma - 1}{\gamma} \right]}$$

$$t_{4s} = \text{ConvertTemp}(K; C; T_{4s;k})$$

$$h_3 = c_p \cdot t_3$$

$$h_{4s} = c_p \cdot t_{4s}$$

Rendimiento interno del expansor

$$\eta_t = 0,8$$

$$\eta_t = \frac{h_3 - h_4}{h_3 - h_{4s}}$$

$$h_4 = c_p \cdot t_4$$

$$T_{4;k} = \text{ConvertTemp}(C; K; t_4)$$

$$W_t = h_3 - h_4$$

$$W_k = h_2 - h_1$$

Con la siguiente ecuación se calcula el caudal másico de aire

$$N_e = \dot{m}_a \cdot ((1 + F) \cdot W_t - W_k)$$

$$F = \frac{\dot{m}_{f;mas}}{\dot{m}_a}$$

$$\dot{m}_{gas} = \dot{m}_{f;mas} + \dot{m}_a$$

4) Temperatura real de los humos a la salida del expansor

$$t_{gas} = t_4$$

### 5) Vapor generado en caldera de recuperación

$$t_5 = 270 \text{ [C]}$$

$$t_6 = 135 \text{ [C]}$$

$$h_5 = c_p \cdot t_5$$

$$h_6 = c_p \cdot t_6$$

$$\dot{Q} = \dot{m}_{\text{gas}} \cdot (h_5 - h_6)$$

Entrada a caldera de recuperación

$$P_{H2O;a} = 1 \text{ [bar]}$$

$$t_{H2O;a} = 80 \text{ [C]}$$

$$h_{H2O;a} = h(\text{water}; T=t_{H2O;a}; P=P_{H2O;a})$$

Salida de caldera de recuperación

Vapor saturado

Titulo x = 1

$$P_{H2O;b} = 10 \text{ [bar]}$$

$$h_{H2O;b} = h(\text{water}; x=1; P=P_{H2O;b})$$

$$t_{\text{sat};H2O;b} = T_{\text{sat}}(\text{water}; P=P_{H2O;b})$$

Caudal de vapor generado

$$\dot{Q} = \dot{m}_v \cdot (h_{H2O;b} - h_{H2O;a})$$

### 6) Exergía

$$t_a = 15 \text{ [C]}$$

$$T_{a;K} = \text{ConvertTemp}(C; K; t_a)$$

$$T_{5;K} = \text{ConvertTemp}(C; K; t_5)$$

$$h_a = c_p \cdot t_a$$

$$B_{t;5} = \dot{m}_{\text{gas}} \cdot \left[ h_5 - h_a - T_{a;K} \cdot c_p \cdot \ln \left( \frac{T_{5;K}}{T_{a;K}} \right) \right]$$

## RESOLUCIÓN EN EES

"1) Esquema de la instalación"

"2) Consumo de Combustible"

$$N_e = 6000 \text{ [kW]}$$

$$\eta_{GT} = 0,4$$

$$H_p = 37000 \text{ [kJ/Nm}^3\text{]}$$

combustible"

"Potencia útil de la instalación"

"Rendimiento de la Instalación"

"Poder Calorífico Inferior del

$$\eta_{GT} = N_e / (m_{dot_f} * H_p)$$

"3) Caudal de gases"

$$F = 0,012$$

"Dosado"

"Calculamos los puntos de la instalación"

"Entrada al compresor"

$$t_1 = 15 \text{ [C]}$$

$$P_1 = 1 \text{ [bar]}$$

$$\rho = 10$$

$$\gamma = 1,4$$

"Relación de compresión"

$$T_{1_k} = \text{ConvertTemp}(c; K; t_1)$$

$$P_2 / P_1 = \rho$$

$$P_{2_s} = P_2$$

$$T_{2s_k} / T_{1_k} = (P_{2_s} / P_1)^{((\gamma - 1) / \gamma)}$$

$$t_{2s} = \text{ConvertTemp}(K; c; T_{2_k})$$

$$\eta_k = 0,75$$

"Rendimiento interno del compresor"

$$c_p = 1,1 \text{ [kJ/kg-C]}$$

$$h_1 = c_p * t_1$$

$$h_{2s} = c_p * t_{2s}$$

$$\eta_k = (h_{2s} - h_1) / (h_2 - h_1)$$

$$h_2 = c_p * t_2$$

$$T_{2_k} = \text{ConvertTemp}(c; K; t_2)$$

$$t_3 = 980 \text{ [C]}$$

$$T_{3_k} = \text{ConvertTemp}(c; K; t_3)$$

$$P_3 = P_2$$

$$P_{4s} = P_1$$

$$T_{3_k} / T_{4s_k} = (P_3 / P_{4s})^{((\gamma - 1) / \gamma)}$$

$$h_3 = c_p * t_3$$

$$h_{4s} = c_p * t_{4s}$$

$\eta_t = 0,8$

"Rendimiento interno del expansor"

$$\eta_t = (h_3 - h_4) / (h_3 - h_{4s})$$

$$h_4 = c_p * t_4$$

$$T_{4\_K} = \text{ConvertTemp}(c; K; t_4)$$

$$W_t = h_3 - h_4$$

$$W_k = h_2 - h_1$$

"Con la siguiente ecuación se calcula el caudal mísico de aire"

$$N_e = m_{dot\_a} * ((1 + F) * W_t - W_k)$$

$$F = m_{dot\_f\_mas} / m_{dot\_a}$$

$$m_{dot\_gas} = m_{dot\_f\_mas} + m_{dot\_a}$$

"4) Temperatura real de los humos a la salida del expansor"

$$t_{gas} = t_4$$

"5) Vapor generado en caldera de recuperación"

$$t_5 = 270 [C]$$

$$t_6 = 135 [C]$$

$$h_5 = c_p * t_5$$

$$h_6 = c_p * t_6$$

$$Q_{dot} = m_{dot\_gas} * (h_5 - h_6)$$

$$P_{H2O\_a} = 1 [\text{bar}]$$

"Entrada a caldera de recuperación"

$$t_{H2O\_a} = 80 [C]$$

$$h_{H2O\_a} = \text{Enthalpy}(\text{Water}; T = t_{H2O\_a}; P = P_{H2O\_a})$$

"Tablas"

"Salida de caldera de recuperación"

"Vapor saturado"

"Título x = 1"

$$P_{H2O\_b} = 10 [\text{bar}]$$

$$h_{H2O\_b} = \text{Enthalpy}(\text{Water}; x = 1; P = P_{H2O\_b})$$

$$t_{sat\_H2O\_b} = T_{sat}(\text{Water}; P = P_{H2O\_b})$$

"Caudal de vapor generado"

$$Q_{dot} = m_{dot\_v} * (h_{H2O\_b} - h_{H2O\_a})$$

"6) Exergía"

$$t_a = 15 [C]$$

$$T_{a\_K} = \text{ConvertTemp}(c; K; t_a)$$

$$T_{5\_K} = \text{ConvertTemp}(c; K; t_5)$$

$$h_a = c_p * t_a$$

$$B_{t\_5} = m_{dot\_gas} * (h_5 - h_a) - T_{a\_K} * c_p * \ln(T_{5\_K} / T_{a\_K})$$

## SOLUCION

```

B_t_5=898,1 [kW]
c_p=1,1 [kJ/kg-C]
eta_GT=0,4
eta_k=0,75
eta_t=0,8
F=0,012
h_1=16,5 [kJ/kg]
h_2=16,5 [kJ/kg]
h_2s=16,5 [kJ/kg]
h_3=1078 [kJ/kg]
h_4=546,4 [kJ/kg]
h_4s=413,5 [kJ/kg]
h_5=297 [kJ/kg]
h_6=148,5 [kJ/kg]
h_a=16,5 [kJ/kg]
h_H2O_a=335 [kJ/kg]
h_H2O_b=2778 [kJ/kg]
H_p=37000 [kJ/Nm^3]
m_dot_a=11,15 [kg/s]
m_dot_f=0,4054 [Nm^3/sec]
m_dot_f_mas=0,1338 [kg/sec]
m_dot_gas=11,29 [kg/sec]
m_dot_v=0,6862 [kg/sec]
N_e=6000 [kW]
P_1=1 [bar]
P_2=10 [bar]
P_2_s=10 [bar]
P_3=10 [bar]
P_4s=1 [bar]
P_H2O_a=1 [bar]
P_H2O_b=10 [bar]
Q_dot=1676 [kW]
rho=10
t_1=15 [C]
T_1_k=288,2 [K]
t_2=15 [C]
t_2s=15 [C]
T_2s_k=556,3 [K]
T_2_k=288,2 [K]
t_3=980 [C]
T_3_k=1253 [K]
t_4=496,7 [C]
t_4s=375,9 [C]
T_4s_k=649,1 [K]
T_4_k=769,9 [K]
t_5=270 [C]
T_5_K=543,2 [K]
t_6=135 [C]
t_a=15 [C]
T_a_K=288,2 [K]
t_gas=496,7 [C]
t_H2O_a=80 [C]
t_sat_H2O_b=179,9 [C]
W_k=1,388E-17 [kJ/kg]
W_t=531,6 [kJ/kg]
  
```