Universidad Nacional de Río Negro - Profesorado de Física

Física 3B+4A 2018 Guía 06: Aplicaciones

Asorey

14 de Junio de 2018

- 49. **El cuadrado inverso** Una máquina frigorífica está equipada con n = 1000 moles de un gas ideal di-atómico inicialmente ocupando un volumen $V_A = 112$ m³ a una temperatura $T_A = 6825$ K, y que opera con el siguiente ciclo: 1) compresión isobárica hasta llegar a un quinto del volumen inicial; 2) enfriamiento isocórico hasta alcanzar un quinto de la temperatura inicial; 3) expansión isobárica; 4) calentamiento isocórico.
 - a) Complete el cuadro de estados, encontrando los valores de P, V, T y n para cada uno de los estados A, B, C y D.
 - *b*) En el diagrama *PV* ubique los estados y dibuje las transformaciones experimentadas por el gas. Luego hágalo para un diagrama *TS*.
 - c) Complete el cuadro de transformaciones, encontrando los cambios de energía interna, calor, trabajo y entropía en cada transformación.
 - *d*) Calcule el rendimiento de la máquina frigorífica usando la definición de una máquina térmica, pero adaptada a este caso: $\eta = W_{\text{neto}}/Q_{<0}$.
 - e) Compare los valores obtenidos con los correspondientes del ejercicio 27 (Guía 03).
 - f) Calcule el cambio de entropía total del Universo. Explique.

R: a) $P_A = 506634, 4 \, \mathrm{Pa}, \ V_A = 112 \, \mathrm{m}^3, \ n_A = 1000 \, \mathrm{mol}, \ T_A = 6825 \, \mathrm{K}; \ P_B = 506634, 4 \, \mathrm{Pa}, \ V_B = 22, 4 \, \mathrm{m}^3, \ n_B = 1000 \, \mathrm{mol}, \ T_B = 1365 \, \mathrm{K}; \ P_C = 101325 \, \mathrm{Pa}, \ V_C = 22, 4 \, \mathrm{m}^3, \ n_C = 1000 \, \mathrm{mol}, \ T_C = 273 \, \mathrm{K}; \ P_D = 101325 \, \mathrm{Pa}, \ V_D = 112 \, \mathrm{m}^3, \ n_D = 1000 \, \mathrm{mol}, \ T_D = 1365 \, \mathrm{K.} \ \mathrm{c}) \ Q_1 = -158, 9 \, \mathrm{MJ}, \ \Delta U_1 = -113, 5 \, \mathrm{MJ}, \ W_1 = -45, 4 \, \mathrm{MJ}; \ Q_2 = -22, 7 \, \mathrm{MJ}, \ \Delta U_2 = -22, 7 \, \mathrm{MJ}, \ W_2 = 0; \ Q_3 = 31, 8 \, \mathrm{MJ}, \ \Delta U_3 = 22, 7 \, \mathrm{MJ}, \ W_3 = 9, 1 \, \mathrm{MJ}; \ Q_4 = 113, 5 \, \mathrm{MJ}, \ \Delta U_4 = 113, 5 \, \mathrm{MJ}, \ W_4 = 0. \, \mathrm{d}) \ \eta = (-36, 3)/(-181, 6) = 0, 2 = 20 \, \%; \ \mathrm{f}) \ \Delta S_{\mathrm{sis}} = 0; \ \Delta S_{\mathrm{med}} = 159, 64 \, \mathrm{kJ/K}; \ \Delta S_U = 159, 64 \, \mathrm{kJ/K} > 0 \ \rightarrow \mathrm{irreversible}. \ \mathrm{Ayuda:} \ \Delta S_{\mathrm{med}} = +\frac{|Q_1|}{T_B} + \frac{|Q_2|}{T_C} - \frac{|Q_3|}{T_D} - \frac{|Q_4|}{T_A}.$

50. **Tibio, tibio...** Considere una pared de espesor $d=0,15\,\mathrm{m}$ hecha con un vidrio especial que tiene las siguientes propiedades: Conductividad térmica $k=0,78\,\mathrm{W\,m^{-1}\,K^{-1}}$; Densidad $\rho=2700\,\mathrm{kg\,m^{-3}}$; Calor específico $C_p=0,84\,\mathrm{kJ\,kg^{-1}\,K^{-1}}$. Las caras de esa pared se mantienen a $T_i=29,5^{\mathrm{o}}\mathrm{C}$ y $T_i=18,0^{\mathrm{o}}\mathrm{C}$ respectivamente. Determine el flujo de calor por metro cuadrado a través de la pared.

51. Patinando en el cerro

Durante el invierno, en la superficie de la laguna Frey se forma una capa de hielo ($k = 2 \,\mathrm{W\,m^{-1}\,K^{-1}}$) de $d = 0.25 \,\mathrm{m}$ de espesor. Sabiendo que: la temperatura media del aire sobre el hielo es de $T_{\mathrm{ext}} = 273 \,\mathrm{K}$; la temperatura media del agua bajo el hielo es de $T_{\mathrm{int}} = 277 \,\mathrm{K}$; La superficie de la laguna es de $S = 100 \,\mathrm{m^2}$ y la profundidad media es de $h = 10 \,\mathrm{m}$; y es posible despreciar la radiación solar. Calcule:

- a) la cantidad total de calor almacenada en el agua líquida;
- b) la cantidad de calor por segundo que irradia la laguna al aire circundante;
- c) el tiempo necesario para que la temperatura del agua líquida descienda a 2 ºC.

52. Refrigeración

Una casa fabricada con paredes de mampostería ($k = 0.8 \,\mathrm{W\,m^{-1}\,K^{-1}}$, $d = 0.20 \,\mathrm{m}$) tiene una superficie total de paredes de $200 \,\mathrm{m^2}$. Suponemos que en esta casa todas las pérdidas importantes se dan a través de las mismas, considerando al techo, a los cimientos y a las aberturas como aislantes perfectos (k = 0). En verano, la temperatura exterior es $T_{\mathrm{amb}} = 308 \,\mathrm{K}$ y se pretende que la interior sea $T_i = 293 \,\mathrm{K}$. El arquitecto dispone de varios equipos de aire acondicionado de $2500 \,\mathrm{W}$.

- a) Calcule qué cantidad de calor por segundo ingresa a la casa.
- b) Determine el número de equipos de aire necesarios para lograr el objetivo.
- c) Calcule la temperatura de equilibrio una vez que los equipos estén instalados.

53. Aislantes

En Bariloche se quiere construir una casa cuyas paredes cubren un área total de 150 m² y están hechas de un material multicapa. El mismo consiste en (de afuera hacia adentro):

- a) Placa cementicia, k = 0.8; d = 0.008 m;
- *b*) Placa de madera, k = 0.5; d = 0.015 m;
- c) Aire, k = 0.02; d = 0.02 m;
- *d*) Lana de vidrio, k = 0.04; d = 0.07 m;
- *e*) Placa de yeso, k = 0.7; d = 0.013 m.

Suponemos que en esta casa todas las pérdidas importantes se dan a través de las paredes, considerando al techo, a los cimientos y a las aberturas como aislantes perfectos (k = 0).

En invierno, la temperatura exterior es $T_{\rm amb} = 270$ K, mientras que en verano es $T_{\rm amb,v} = 310$ K, y se desea que en invierno la temperatura interior sea $T_i = 293$ K.

- a) Determine la resistencia equivalente ρ de las paredes de la casa.
- b) Calcule la pérdida de calor que sufre la casa en invierno.
- c) Determine el número de estufas de $3000 \, \text{kcal/hora}$ que deberán instalarse para mantener la temperatura interior deseada durante el invierno (1 kcal hora⁻¹ = 1,16 W).
- d) Calcule la temperatura de equilibrio una vez que las estufas funcionan.
- *e*) Si en verano, al mediodía la temperatura en el interior es $T_i = 295 \, \text{K}$ y en el exterior es $T_{\rm amb} = 310 \, \text{K}$, calcule el tiempo necesario para que la temperatura interior alcance la temperatura exterior.

54. Uy, ¡que frío!

Una cámara frigorífica debe mantener una temperatura de $T_i = -25^{\circ}$ C con una temperatura exterior de $T_2 = 30^{\circ}$ C. La pared de la cámara se construye de la siguiente manera:

- Revoque de 2 cm de espesor $(k = 0.9 \text{ W m}^{-1} \text{ K}^{-1})$.
- Ladrillo macizo de 25 cm $(k = 0.7 \text{ W m}^{-1} \text{ K}^{-1})$.

- Telgopor de x cm ($k = 0.06 \,\mathrm{W}\,\mathrm{m}^{-1}\,\mathrm{K}^{-1}$).
- Revoque de 2 cm de espesor $(k = 0.9 \text{ W m}^{-1} \text{ K}^{-1})$.

Si la pérdida de calor no debe superar las 12 W m⁻², se pide determinar:

- a) El coeficiente global de transmisión de calor que debe tener la pared.
- b) El espesor de Telgopor que debe colocarse.

55. Aislaciones

Se debe calefaccionar una casa cuya superficie total expuesta es $A=200~\rm m^2$, y se pretende limitar el consumo de gas a $G=260~\rm m^3$ mensuales, manteniendo la casa a $T_i=293~\rm K$, aún en julio cuando la temperatura exterior es $T_e=263~\rm K$. La calefacción funcionará en forma continua las 24 horas.

Las paredes de la casa son de mampostería revocada ($k=0.9\,\mathrm{W\,m^{-1}\,K^{-1}}$) de 0,2 m de espesor, y se colocará una capa interna de lana de vidrio ($k=0.08\,\mathrm{W\,m^{-1}\,K^{-1}}$) de x m de espesor, revestida con placas de Durlok ($k=0.3\,\mathrm{W\,m^{-1}\,K^{-1}}$) de 0,01 m de espesor.

Determine:

- a) la potencia disipada máxima admisible para esta casa
- b) el coeficiente global de transmisión de calor que debe tener la pared.
- *c*) el espesor *x* de lana de vidrio que debe colocarse.

Recuerde: el poder calorífico del gas es 4×10^7 J; los segundos en un mes son: $24 \times 3600 \times 30$ s= 2592000 segundos por mes.