

Universidad Nacional de La Plata

FACULTAD DE CIENCIAS ASTRONÓMICAS Y GEOFÍSICAS

TERMODINÁMICA DE LA ATMÓSFERA

Resumen teórico

Autor:
Lorenzo Girotti

2024

UNIDAD 1

DEFINICIONES Y ESCALAS. GASES Y LEY DE DALTON

1.1. Definiciones básicas

- La termodinámica estudia el equilibrio de estados de un sistema que sufrió algún tipo de transformación de energía. Específicamente, la termodinámica estudia las transformaciones de calor a trabajo mecánico y viceversa.
- Cuando hablamos de sistemas nos referimos a una muestra determinada de materia. En el caso de la atmósfera, una parcela de aire es un sistema. Un sistema es abierto cuando intercambia materia y energía con su entorno; uno cerrado es aquel que no intercambia materia. En ese caso, el sistema se compone únicamente de las mismas partículas¹. Por practicidad matemática, en la atmósfera consideramos la mayoría de los sistemas como cerrados. Este enfoque se justifica en los siguientes casos: (a) cuando el sistema es suficientemente grande como para ignorar la mezcla con sus alrededores (por ejemplo, una cumulonimbus se puede considerar cerrada, pero una cumulus no); (b) cuando el sistema es parte de un sistema más grande y homogéneo, en cuyo caso la mezcla no modifica significativamente su composición.

Diremos que un sistema es aislado cuando no intercambie ni materia ni energía con su entorno.

- Al momento de definir el estado de un sistema no podemos adoptar el enfoque de la mecánica clásica, debido a que necesitaríamos conocer la velocidad y la posición de cada una de las partículas que componen nuestro sistema; tarea que en la atmósfera se vuelve absurdamente difícil. Es por ello que en la termodinámica abordamos las propiedades promedio del sistema.

Si un sistema es un fluido homogéneo compuesto por un solo componente, su estado termodinámico queda definido por su volumen, V ; su temperatura, T ; y su presión, p . Como p , V y T determinan el estado del sistema, deben estar conectadas. Su relación funcional $f(p, V, T) = 0$ se llama ecuación de estado. De acuerdo con esto, cualquiera de las variables se puede expresar en término de

¹Entiéndase partícula como una masa puntual que puede ser un átomo, una molécula, etc.

las otras dos. Si tenemos un sistema homogéneo de un solo compuesto, lo podemos describir por completo solo conociendo dos de esas tres variables de estado. Como resultado, obtenemos una forma fácil de estudiar la evolución del sistema mediante un gráfico de p vs V , por ejemplo; en donde la representación de un estado de temperatura constante recibe el nombre de isoterma, consecuentemente, podemos definir: isobara (p constante), o isocórica (V constante).

En el caso de sistemas que son mezclas de sistemas homogéneos formados por distintos compuestos, además de las variables de estado necesitaremos la concentración de cada uno de ellos. Si el sistema no es homogéneo, deberemos subdividirlo en sistemas que sí lo sean. En ese caso, p , V y T de una subdivisión se vinculan a través de una ecuación de estado.

Para un sistema cerrado, la composición química y la masa describe al mismo; mientras que su presión, volumen y temperatura describen su estado. Las propiedades que dependen del tamaño del sistema se llaman extensivas; mientras que si son independientes del mismo se llaman intensivas. Podemos convertir una variable extensiva en intensiva si la dividimos por la masa. A modo de notación, solemos escribir cantidades que dependen de la masa en mayúscula (trabajo W , entropía S) y las intensivas en minúscula (trabajo específico w , calor específico q); con excepción de la masa m y la temperatura T .

- Un estado de equilibrio es aquel en donde tanto como las propiedades del sistema como las del entorno permanecen invariables en el tiempo. Puede ser un equilibrio estable, inestable o metaestable. Si es estable, pequeños cambios con respecto al equilibrio no remueven al sistema del mismo; si lo hacen, es un equilibrio inestable. Decimos que es un equilibrio metaestable cuando responde como estable para cierta variación y como inestable para otra.
- Una transformación lleva al sistema de un estado inicial i a uno final f . En un diagrama (p, V) dicha transformación será representada por una curva I que conecta los estados i y f . Denotado por $i \xrightarrow{I} f$.

Una transformación puede ser reversible o irreversible. Decimos que es reversible cuando el cambio es paulatino, suave; es decir, le permite tanto al sistema como al entorno “acomodarse” y durante cada paso intermedio de la transformación es un estado de equilibrio. Como su nombre lo indica, el cambio se puede revertir a través del mismo camino, invirtiendo los pasos, para devolver al sistema y al entorno al estado inicial. Por otro lado, si el cambio no es paulatino, durante el proceso de transformación los estados intermedios no son estados de equilibrio y por lo tanto, el proceso es irreversible.

Si un sistema va de i a f de forma reversible, puede ir de f a i también reversible si puede realizarse la misma serie de pasos pero en sentido contrario. Si no se pueden invertir los pasos, entonces la transformación se representa mediante otra curva I' en el diagrama (p, V) , o sea $f \xrightarrow{I'} i$ y puede ser o no reversible; en otras palabras, el sistema quizás pueda volver a su estado inicial, pero el entorno quizás no.

Cualquier transformación $i \rightarrow f \rightarrow i$ se llama transformación cíclica. Podemos tener transformaciones cíclicas reversibles o irreversibles.

Una transformación $i \xrightarrow{I} f$ es isotérmica si I es una isoterma; es isobárica si I es una isobara; es isocórica si I es a volumen constante; y adiabática si no se intercambia calor con el entorno.

1.2. Teoría Cinética del Calor

Consideremos un sistema a una temperatura T que consiste de N partículas (moléculas). De acuerdo a la teoría cinética del calor, estas moléculas siguen un movimiento Browniano², y por tanto la energía interna de estas partículas no solo difieren entre sí, sino que están en constante cambio con el tiempo. Sin embargo, si calculamos la energía interna promedio, vemos que ésta permanece constante con el tiempo. Según la teoría, la energía interna promedio de cada partícula, \bar{U} , es proporcional a la temperatura absoluta del sistema, T .

$$\bar{U} = \text{constante} \times T \quad (1.1)$$

Si asumimos $N=1$, entonces el punto tiene solo tres grados de libertad³; la velocidad v del punto se puede escribir como

$$v^2 = v_x^2 + v_y^2 + v_z^2.$$

Porque solo asumimos una sola partícula, la energía interna total es igual a su energía cinética. Esto es,

$$U = \frac{m_p v^2}{2}$$

o

$$U_x = \frac{m_p v_x^2}{2}, \quad U_y = \frac{m_p v_y^2}{2}, \quad U_z = \frac{m_p v_z^2}{2}$$

donde a cada componente le corresponde un grado de libertad.

De acuerdo al teorema de distribución uniforme de energía, la energía cinética promedio del punto, \bar{U} , se distribuye equitativamente en los tres grados, i.e. $\bar{U}_x = \bar{U}_y = \bar{U}_z$. Entonces, de la ecuación (1.1) podemos escribir

$$\bar{U}_i = AT, \quad i = x, y, z$$

donde A es una constante universal (no depende de los grados de libertad, ni del tipo de gas). Esta constante es $k/2$, donde k es la constante de Boltzmann ($k = 1,38 \times 10^{-23} \text{JK}^{-1}$). Entonces, la energía cinética media de un punto con tres grados de libertad es

$$\bar{U} = \frac{3kT}{2} \quad (1.2)$$

²Movimiento aleatorio en todas las direcciones.

³Cantidad de variables independientes requeridas para describir la energía del sistema.

o

$$\frac{\overline{m_p v^2}}{2} = \frac{3kT}{2}.$$

El teorema de igual distribución de energía se puede extender a N puntos. En cuyo caso, los grados de libertad serán $3N$ y

$$\sum_{i=1}^N \frac{\overline{m_p v^2}}{2} = \frac{3NkT}{2}$$

o

$$\frac{1}{N} \sum_{i=1}^N \frac{\overline{m_p v^2}}{2} = \frac{3kT}{2}$$

o

$$\left\langle \frac{\overline{m_p v^2}}{2} \right\rangle = \frac{3}{2} kT \quad (1.3)$$

donde el miembro izquierdo es el promedio de la energía cinética sobre todos los N puntos. Esta ecuación indica que la temperatura absoluta sirve de medida de la energía cinética media de traslación de las moléculas monoatómicas; si no lo son, aparecen más grados de libertad que corresponden a otros movimientos como rotaciones sobre el centro de gravedad, oscilaciones alrededor del punto de equilibrio, etc.

1.2.1. Gas ideal

La teoría cinética del calor tiene aplicaciones en la teoría cinética de los gases ideales. Un gas ideal cumple que:

- (a) las moléculas se muevan aleatoriamente en todas las direcciones, de manera uniforme; es decir que se mueven la misma cantidad de partículas para cualquier dirección;
- (b) mientras se desplazan, las moléculas no ejercen fuerzas; excepto cuando colisionan entre sí o contra las paredes del recipiente que las contiene. Así, el movimiento de cada partícula entre dos choques es lineal y de velocidad uniforme;
- (c) los choques entre moléculas son elásticos;
- (d) la suma de los volúmenes de las moléculas es despreciable a comparación del volumen de su recipiente.

1.3. La primera ley de Gay-Lussac

A través de experimentos Gay-Lussac pudo demostrar, que a presión constante, el incremento de volumen de un gas ideal, dV , es proporcional al volumen V_0 que tiene a

una temperatura (medida en escala Celsius) de $\theta = 0^\circ\text{C}$ y proporcional al incremento de temperatura, $d\theta$:

$$dV = \alpha V_0 d\theta. \quad (1.4)$$

Donde α es el coeficiente de expansión térmica a presión constante y tiene un valor de $1/(273^\circ\text{C})$ para todos los gases.

Si integramos (1.4) obtenemos la relación lineal entre V y θ

$$V - V_0 = \alpha V_0 \theta$$

o

$$V = V_0(1 + \alpha\theta) \quad (1.5)$$

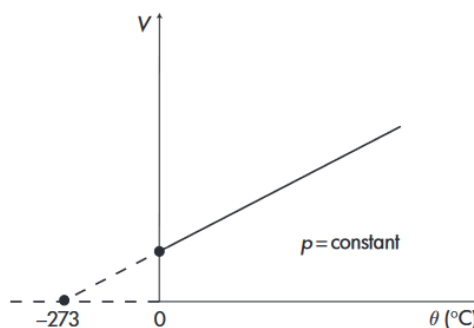


Figura 1.1: Representación gráfica de la primera ley de Gay-Lussac

1.4. Segunda ley de Gay-Lussac

Ahora, a volumen constante, Gay-Lussac demostró que el aumento de presión de un gas ideal, dp es proporcional a la presión p_0 que tiene el mismo a la temperatura de 0°C y proporcional al aumento de la temperatura $d\theta$:

$$dp = \beta p_0 d\theta.$$

El coeficiente β representa el coeficiente de presión de una expansión térmica a volumen constante y tiene el mismo valor que α para todos los gases.

De esta manera, integrando obtenemos

$$p = p_0(1 + \beta\theta) \quad (1.6)$$

1.5. Temperatura absoluta

De las ecuaciones (1.5) y (1.6) podemos extrapolar que a -273°C obtenemos presión y volumen nulos. A ésta temperatura se le llama cero absoluto. En base a esto definimos la escala Kelvin para la temperatura absoluta $T = 273 + \theta$.

1.6. Ley de Boyle-Mariotte

Esta ley nos dice que a temperatura constante, el volumen de un gas es inversamente proporcional a la presión que ejerce.

$$pV = p'V', \quad (1.7)$$

donde p , V responden a un estado inicial y p' , V' a uno final.

1.7. Ley de gases ideales

Consideremos un gas ideal en un estado p, V, T el cual es calentado a volumen constante a un estado p_1, V, T' . Luego, según la segunda ley de Gay-Lussac (1.6)

$$p_1 = p \frac{T'}{T}.$$

Aumentando su volumen de forma isotérmica, pasamos a un estado p', V', T' . Luego según la ley de Boyle-Mariotte (1.7),

$$p'V' = p_1V.$$

Si combinamos ambos resultados,

$$p'V' = p \frac{T'}{T} V$$

o

$$\frac{pV}{T} = \frac{p'V'}{T'}. \quad (1.8)$$

Llamamos a (1.8) “Ley de Boyle-Mariotte-Gay-Lussac”, la cual indica que la relación entre las variables de dos estados se mantiene constante. Lo cual nos invita a escribir

$$pV = AT$$

donde A es una constante que depende del tipo y la masa del gas. La dependencia de la masa viene por la hipótesis de Avogadro⁴. Podemos entonces definir $A = mR$ discriminando las dependencias. R se llama constante específica del gas. Podemos reescribir entonces, como

$$pV = mRT. \quad (1.9)$$

Teniendo en cuenta que la masa del gas es $m = Nm_p$ (N partículas de masa m_p), podemos pensar a $R = k/m_p$, entonces

$$pV = NkT. \quad (1.10)$$

⁴El volumen es proporcional a la cantidad de moléculas de un gas.

Otra forma, es considerando la densidad del gas $\rho = m/V$

$$p = \rho RT. \quad (1.11)$$

Si definimos volumen específico como $a = 1/\rho$,

$$pa = RT \quad (1.12)$$

Si M es la masa molar de un gas entonces el número de moles es $n = m/M$. Se deduce la ley como

$$pV = nMRT, \quad \text{o} \quad pV = nR^*T, \quad \text{o} \quad pa = \frac{R^*}{M}T. \quad (1.13)$$

$R^* = N_A k$ es la constante universal de los gases y su valor es $R^* = 8,3143 \text{ J}/(\text{mol K})$.

1.8. Ley de Dalton

Considerando una mezcla de gases que ocupan un volumen V y con N_1 y N_2 cantidad de moléculas respectivas a los dos gases. Entonces, la presión ejercida sobre las paredes del recipiente será

$$p = \frac{(N_1 + N_2)}{V} kT \quad \text{o} \quad p = \frac{N_1 kT}{V} + \frac{N_2 kT}{V} = p_1 + p_2.$$

Donde denotamos p_i como la presión parcial que ejerce un gas i a un volumen V y una temperatura T .

La ley establece que para una mezcla de r componentes (gases ideales), la presión total ejercida por la mezcla es igual a la suma de las presiones parciales ejercidas por cada gas si ocupan todo el volumen a la temperatura de la mezcla.

$$p = \sum_{i=1}^r p_i, \quad (1.14)$$

donde

$$p_i = \frac{R^*}{M_i} \frac{m_i}{T} \Rightarrow p = \frac{R^* T}{V} \sum_{i=1}^r \frac{m_i}{M_i},$$

multiplicando y dividiendo por m ,

$$p = R^* T \frac{m \sum_{i=1}^r \frac{m_i}{M_i}}{\sum_{i=1}^r m_i} = \frac{R^* T}{a} \frac{\sum_{i=1}^r \frac{m_i}{M_i}}{\sum_{i=1}^r \frac{m_i}{m_i}}.$$

Por otro lado, si queremos que la mezcla obedezca la ley de gases ideales,

$$p = \frac{RT}{a} = \frac{R^* T}{aM}$$

donde \overline{M} es la masa molar media de la mezcla. Igualando, tenemos

$$\overline{M} = \frac{\sum_{i=1}^r \frac{m_i}{M_i}}{\sum_{i=1}^r \frac{m_i}{M_i}}. \quad (1.15)$$

Así, podemos calcular la masa molar de una mezcla de gases que siga la ley de gases ideales, siempre y cuando no haya condensación.

Análogamente, podemos encontrar la constante específica de la mezcla,

$$\overline{R} = \frac{\sum_{i=1}^r \frac{m_i}{R_i}}{\sum_{i=1}^r \frac{m_i}{R_i}}. \quad (1.16)$$

.

UNIDAD 2

PRIMER PRINCIPIO DE LA TERMODINÁMICA

2.1. Trabajo

Como hemos mencionado antes, nuestro enfoque de estudio serán las parcelas de aire. Si una de ellas se encuentra en equilibrio con su entorno, quiere decir que ninguno cambia. Si la presión del entorno cambia, entonces la fuerza asociada al cambio de presión causará perturbaciones en la parcela, desequilibrándola. Para ajustarse a la presión del entorno, la parcela se expandirá ($dV \geq 0$) o se comprimirá ($dV \leq 0$). Al expandirse, la parcela realiza trabajo sobre el entorno; mientras que al comprimirse, es el entorno quien realiza trabajo sobre la parcela. Así definimos

$$dW = -pdV, \quad (2.1)$$

donde interpretamos que la expansión a la parcela “le cuesta” trabajo y por ende el resultado es negativo; mientras que al comprimirse “gana” trabajo que fue realizado por el entorno.

Integrando de un estado inicial i a uno final f

$$W = \int_i^f -pdV$$

Si $dV > 0$ (el sistema se expande) $\Rightarrow W < 0$, el sistema realiza trabajo.

Si $dV < 0$ (el sistema se comprime) $\Rightarrow W > 0$, el entorno realiza trabajo.

Ahora consideremos una transformación reversible $i \xrightarrow{I_R} f$ en la cual el sistema se expande y luego se comprime de f a i por la misma transformación, $f \xrightarrow{I_R} i$, entonces,

$$W = \int_{I_R^+} p dV + \int_{I_R^-} p dV = \int_{I_R^+} p dV - \int_{I_R^+} p dV = 0$$

Sin embargo; si comprimimos a través de otra transformación reversible $f \xrightarrow{I'_R} i$, entonces

$$W = \int_{I_R} p dV + \int_{I'_R} p dV \neq 0$$

Por tanto, $\oint dW = \oint pdV \neq 0$ y por lo tanto, dW no es un diferencial exacto¹, y por tanto lo escribimos δW indicando un cambio diferencial de trabajo, pero teniendo en cuenta su naturaleza no conservativa.

Si consideramos $dV = dA ds$ (donde dA es un diferencial de área y ds uno de distancia), el trabajo queda $\delta W = pdA ds = F ds = F v dt$ o,

$$\frac{\delta W}{dt} = Fv$$

Por la segunda ley de Newton,

$$\frac{\delta W}{dt} = m \frac{dv}{dt} v \quad \text{o} \quad \frac{\delta W}{dt} = \frac{d}{dt} \left(\frac{1}{2} m v^2 \right),$$

entonces tenemos

$$\frac{\delta W}{dt} = \frac{dK}{dt} \quad (2.2)$$

con v siendo la velocidad de la parcela y K su energía cinética.

El resultado nos muestra que una de las formas que tiene un sistema termodinámico de intercambiar energía con su entorno es alrededor es mediante el trabajo realizado.

2.2. Definición de energía

La primera ley de la termodinámica enuncia el principio de conservación de la energía para sistemas termodinámicos. **La energía no se crea ni se destruye, se transforma.**

Consideremos un sistema cerrado en un entorno adiabático. En este caso, la energía total del sistema U es igual a la suma de la energía potencial y la cinética de sus moléculas. La suma de la energía de todas las moléculas depende del estado en un instante dado, no depende de cómo llegó al mismo.

$$\Delta U = U_f - U_i.$$

Si no hay fuerzas externas (el sistema está en equilibrio con su entorno), la energía se conserva (ΔU).

Si hay fuerzas externas, estas realizan trabajo (adiabáticamente)² sobre el sistema y según el principio de conservación de energía,

$$\Delta U = -W^{ad}. \quad (2.3)$$

En este caso particular, el trabajo realizado sólo depende de los estados inicial y final. Entonces, bajo la hipótesis de procesos adiabáticos, el trabajo es función de estado.

¹No puede ser función de estado ya que no es independiente a las transformaciones.

²Es nuestra hipótesis.

2.3. Equivalencia entre trabajo y calor

Imaginemos una olla con agua en un estado inicial T_i y uno final $T_f > T_i$. Se puede realizar esta transformación de distintas maneras, la más intuitiva es calentar la olla (considerando a T_f lo suficientemente baja como para que no ocurra evaporación). En tal caso, el volumen se mantiene constante y por lo tanto no hay trabajo realizado por fuerzas externas (consideramos también invariante a la presión).

Otra forma (menos práctica) es tapando la olla de manera que no pueda entrar ni salir agua y agitarla; observaremos que el agua comienza a aumentar su temperatura. Sin embargo, la fricción de las moléculas inhiben el movimiento y por tanto será necesario aplicar trabajo mecánico (agitar) para mantener el movimiento y que siga aumentando la temperatura, hasta alcanzar T_f .

El trabajo realizado por el sistema depende de qué forma elijamos llevar al agua de i a f . La energía transmitida al agua en forma de trabajo mecánico por la agitación se transmite mediante una forma no mecánica llamada calor.

El calor y el trabajo mecánico, son dos aspectos distintos de la misma cosa: energía.

Para la primera forma,

$$\Delta U = Q_{W=0},$$

donde Q es el calor recibido³.

En la segunda forma,

$$\Delta U = -W^{ad}.$$

Cuando ambos, trabajo y calor pueden interactuar, obtenemos la expresión general $\Delta U - W = Q$, en forma infinitesimal queda

$$dU - \delta W = \delta Q, \quad (2.4)$$

de forma equivalente,

$$dU + pdV = \delta Q \xrightarrow{\text{Por unidad de masa}} du + pda = \delta q. \quad (2.5)$$

Las ecuaciones (2.4) y (2.5) representan la forma matemática de la primera ley.

2.4. Capacidades térmicas o caloríficas

Como dU es un diferencial exacto, lo podemos escribir de tres maneras distintas:

$$dU = \frac{\partial U}{\partial T}dT + \frac{\partial U}{\partial V}dV, \quad dU = \frac{\partial U}{\partial T}dT + \frac{\partial U}{\partial p}dp, \quad \text{o} \quad dU = \frac{\partial U}{\partial p}dp + \frac{\partial U}{\partial V}dV. \quad (2.6)$$

Combinando la primera con la (2.4) tenemos,

$$\frac{\partial U}{\partial T}dT + \left[p + \frac{\partial U}{\partial V} \right] dV = \delta Q. \quad (2.7)$$

³Podemos definir al calor necesario para aumentar 1gr de agua en 1°C como caloría.

Si tenemos en cuenta que $dV(p, T)$ lo podemos obtener a través de la regla de la cadena y combinando la segunda ecuación de (2.6) con la primera ley,

$$\left[\frac{\partial U}{\partial T} + p \frac{\partial V}{\partial T} \right] dT + \left[\frac{\partial U}{\partial p} + p \frac{\partial V}{\partial p} \right] dp = \delta Q. \quad (2.8)$$

Por último, si combinamos la primera ley con la tercer ecuación de (2.6) tenemos:

$$\frac{\partial U}{\partial p} dp + \left[\frac{\partial U}{\partial V} - p \right] dV = \delta Q. \quad (2.9)$$

Definimos la capacidad calorífica, C , a la proporción $\delta Q/dT$ y lo notamos como C_V si fue medida a volumen constante; y como C_p si fue a presión constante.

De acuerdo a esta definición, si en un sistema a volumen constante no hay cambios del estado físico y químico, entonces el calor absorbido es proporcional a la variación de temperatura.

$$\delta Q = C_V dT, \quad \delta Q = c_V m dT, \quad \delta Q = c_{V_m} n dT, \quad (2.10)$$

donde $c_v = C_V/m$ es la capacidad de calor específico y $c_{V_m} = C_V/n$ es la capacidad de calor específico molar.

Análogamente, a presión constante:

$$\delta Q = C_p dT, \quad \delta Q = c_p m dT, \quad \delta Q = c_{p_m} n dT \quad (2.11)$$

Observemos que, si en (2.7) consideramos $dV = 0$, tenemos

$$C_V = \frac{\delta Q}{dT} = \frac{\partial U}{\partial T}, \quad c_V = \frac{\partial u}{\partial T}.$$

En (2.8) si reemplazamos $dp = 0$

$$C_p = \frac{\partial U}{\partial T} + p \frac{\partial V}{\partial T},$$

definiendo una función de estado, la entalpía como $H = U + pV$, $h = u + pa$, se deduce

$$C_p = \frac{\partial H}{\partial T}, \quad c_p = \frac{\partial h}{\partial T}.$$

Para gases ideales, podemos definir a la entalpía en términos de (U, V) y por tanto, lo podemos expresar como diferencial exacto.

Notar que para procesos isobáricos,

$$dH = dU + p dV = \delta Q$$

Ley de Joule

Es un experimento que demuestra que la energía interna depende sólo de la temperatura. Imaginemos una cámara aislada de volumen V con un divisor en el medio que separa un gas a presión p del vacío. El gas, se encuentra a una presión p_i , ocupando un volumen $V/2$ y a una temperatura T_i . Al liberar el gas hacia la otra recámara, el gas pasa a ocupar un volumen V y por tanto disminuye su presión a p_f . Entonces tenemos, cambios en la presión y en el volumen pero no se realizó trabajo ni se brindó calor, por lo tanto la energía interna se mantuvo constante, al igual que la temperatura. Por tanto, $U = U(T)$.

Teniendo en cuenta esto, las definiciones de C_V y C_p quedan

$$C_V = \frac{dU}{dT} \quad c_V = \frac{du}{dT}, \quad (2.12)$$

similarmente con la entalpía $H = U + pV = U + nR^*T = H(T)$

$$C_p = \frac{dH}{dT} \quad c_p = \frac{dh}{dT}. \quad (2.13)$$

En el rango atmosférico de temperaturas, C_V y C_p son casi constantes, por lo que, integrando (2.12)

$$U = C_V T + \text{constante},$$

como estudiamos variaciones de energía, la constante la vamos a despreciar. Luego, integrando también (2.13) tendremos las siguientes relaciones aproximadas:

$$U \approx C_V T \quad H \approx C_p T \quad u \approx c_V T \quad h \approx c_p T$$

Combinando (2.12) y (2.13) tenemos

$$C_p - C_V = nR^*, \quad (2.14)$$

$$c_p - c_V = R, \quad (2.15)$$

$$c_{p_m} - c_{V_m} = R^*. \quad (2.16)$$

Recordando que para un gas monoatómico que consista en N moléculas, la energía total (interna) es $U = 3/2 NkT$ se deduce,

$$C_V = \frac{3}{2}Nk = \frac{3}{2}mR = \frac{3}{2}nMR = \frac{3}{2}nR^*,$$

$$c_{V_m} = \frac{3}{2}R^*,$$

$$c_V = \frac{3}{2} \frac{n}{m} R^* = \frac{3}{2} R.$$

Análogamente,

$$\begin{aligned}C_p &= \frac{5}{2}nR^*, \\c_{p_m} &= \frac{5}{2}R^*, \\c_p &= \frac{5}{2}R.\end{aligned}$$

Para gases diatómicos los valores cambian a

$$\begin{aligned}C_V &= \frac{5}{2}nR^*, & c_{V_m} &= \frac{5}{2}R^*, & c_V &= \frac{5}{2}R, \\C_p &= \frac{7}{2}nR^*, & c_{p_m} &= \frac{7}{2}R^*, & c_p &= \frac{7}{2}R.\end{aligned}$$

Cuando tratamos con cantidades igual a 1 mol, podemos decir que da igual la definición que usemos para los calores específicos y escribimos

$$\frac{C_p}{C_V} = \frac{c_{p_m}}{c_{V_m}} = \frac{c_p}{c_V} = \gamma$$

Utilizando las definiciones recién vistas, para gases ideales podemos reescribir la primera ley como

$$C_V dT + p dV = \delta Q \quad c_V dT + p da = \delta q. \quad (2.17)$$

Considerando $C_V = C_p - nR^*$ y diferenciando $pV = nR^*T$, reemplazo en la ecuación anterior,

$$(C_p - nR^*)dT + (nR^*dT - V dp) = \delta Q$$

o

$$C_p dT - V dp = \delta Q \quad (2.18)$$

Cuadro 2.1: Expresiones de la primera ley.

Para un gas de masa m	Por unidad de masa
$dU - \delta W = \delta Q$	$du - \delta w = \delta q$
$dU + p dV = \delta Q$	$du + p da = \delta q$
$C_V dT + p dV = \delta Q^1$	$c_V dT + p da = \delta q^1$
$C_p dT - V dp = \delta Q^1$	$c_p dT - adp = \delta q^1$

¹Para gases ideales.

2.5. Consecuencias de la primera ley

Veamos la forma que adquiere la primera ley según los siguientes casos:

- Transformaciones isotérmicas: $i \xrightarrow{dT=0} f$.

Según (2.17), $\delta Q = -\delta W = pdV$, entonces

$$Q = \int_i^f pdV = nR^*T \int_i^f \frac{dV}{V}$$

$$Q = nR^*T \ln(V_f/V_i)$$

- Transformaciones isocóricas: $i \xrightarrow{dV=0} f$,

$$\delta Q = dU = C_V dT$$

$$\Delta U = Q = C_V(T_f - T_i)$$

- Transformaciones isobáricas: $i \xrightarrow{dp=0} f$

$$\delta Q = C_p dT \quad Q = C_p(T_f - T_i)$$

$$\delta W = -pdV \quad W = -p(V_f - V_i)$$

$$\Delta U = C_p \Delta T - p \Delta V$$

- Transformaciones cíclicas: $i \rightarrow f \rightarrow i$.

Aquí como dU es diferencial exacto, $\oint dU = 0$; luego,

$$\oint \delta Q = \oint \delta W$$

- Transformaciones adiabáticas - Relaciones de Poisson:

En una transformación adiabática $\delta Q = 0$, luego podemos expresar la primera ley como

$$dU = \delta W \quad \text{o} \quad C_V dT = -pdV,$$

$$C_p dT = V dp \quad \text{o} \quad \frac{dT}{T} = \frac{V}{C_p} \frac{dp}{T}.$$

o utilizando $pV = nR^*T$ y $C_p - C_V = nR^*$

$$\frac{dT}{T} = \frac{C_p - C_V}{C_p} \frac{dp}{p} = \left(1 - \frac{C_V}{C_p}\right) \frac{dp}{p}$$

o

$$\frac{dT}{T} = \left(1 - \frac{1}{\gamma}\right) \frac{dp}{p} = \left(\frac{\gamma - 1}{\gamma}\right) \frac{dp}{p} \quad (2.19)$$

Integrando,

$$\begin{aligned}\ln T &= \left(\frac{\gamma-1}{\gamma}\right) \ln(p) + \ln(\text{cte}) \\ \ln T &= \ln\left(p^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}\right) + \ln(\text{cte}) \\ T &= \text{cte} \times p^{\frac{\gamma-1}{\gamma}},\end{aligned}$$

en otras palabras,

$$Tp^{\frac{1-\gamma}{\gamma}} = \text{cte}. \quad (2.20)$$

Jugando con la ley de gases ideales, llegamos a

$$TV^{\gamma-1} = \text{cte}, \quad (2.21)$$

$$pV^{\gamma} = \text{cte}. \quad (2.22)$$

Las ecuaciones (2.20)-(2.22) expresan las relaciones de Poisson para procesos adiabáticos.

Características del aire seco

El aire seco se considera diatómico, por lo que $\gamma_d = C_p/C_V = 1,4 > 0$, entonces de la ecuación (2.21) descubrimos que si una parcela se eleva y expande a través de un proceso adiabático, su temperatura debe disminuir para compensar la expansión.

$$\begin{aligned}\gamma_d &= 1,4 \\ c_{V_d} &= 718 \text{ J kg}^{-1}\text{K}^{-1} = 171 \text{ cal kg}^{-1}\text{K}^{-1} \\ c_{p_d} &= 1005 \text{ J kg}^{-1}\text{K}^{-1} = 240 \text{ cal kg}^{-1}\text{K}^{-1} \\ R_d &= 287 \text{ J kg}^{-1}\text{K}^{-1}\end{aligned}$$

Debido a que las transformaciones adiabáticas (Fig. 2.1) requieren una aislación perfecta para que no haya intercambios de calor, los procesos adiabáticos son idealizaciones. Sin embargo; para procesos que ocurren rápido, la transferencia de energía es despreciable. Tales procesos son aproximadamente adiabáticos o “pseudo-adiabáticos”.

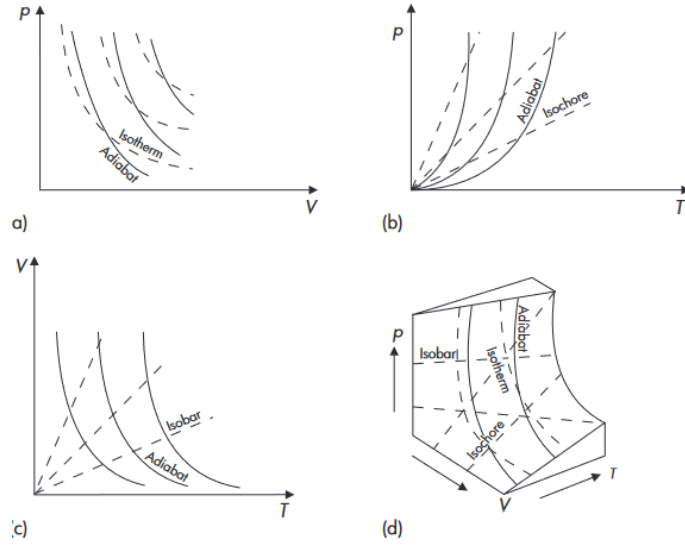


Figura 2.1: Relaciones entre variables a través de procesos adiabáticos.

2.5.1. Gradiente adiabático seco

De la ecuación (2.20) podemos reescribir,

$$\begin{aligned}
 T &= \text{cte } p^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \\
 \ln T &= \ln \text{cte} + \left(\frac{\gamma-1}{\gamma} \right) \ln p \\
 d \ln T &= \left(\frac{\gamma-1}{\gamma} \right) d \ln p \\
 \frac{dT}{T} &= \left(\frac{\gamma-1}{\gamma} \right) \frac{dp}{p}
 \end{aligned}$$

o

$$\frac{1}{T} \frac{dT}{dz} = \left(\frac{\gamma-1}{\gamma} \right) \frac{1}{p} \frac{dp}{dz} \quad (2.23)$$

Por otro lado, para movimientos de aire a gran escala, podemos asumir el equilibrio hidrostático:

$$\frac{dp}{dz} = -\rho g \quad (2.24)$$

donde ρ representa la densidad del entorno. Si consideramos un gas ideal $\rho = p/(RT_E)$, con T_E representando la temperatura del entorno.

Entonces, asumiendo procesos adiabáticos, equilibrio hidrostático y un gas ideal,

tenemos:

$$\frac{dT}{dz} = - \left(\frac{\gamma - 1}{\gamma} \right) \frac{g}{R} \frac{T}{T_E} \quad (2.25)$$

Recordando que por definición, un ascenso o descenso adiabático es uno en donde no hay intercambio de calor con el entorno. Por tanto, si la parcela se mantiene seca (no hay condensación), podemos definir al gradiente adiabático seco de temperatura, Γ_d , como el perfil vertical de temperatura de la atmósfera tal que la temperatura del entorno sea la misma que la de la parcela ($T = T_E$), luego

$$\Gamma_d = -\frac{dT}{dz} = \left(\frac{\gamma - 1}{\gamma} \right) \frac{g}{R_d} = \frac{g}{c_{p_d}} = 9,8^\circ \text{C km}^{-1} \quad (2.26)$$

Recordando que $h = u + pa$ y que $h = c_{p_d}T$, podemos reescribir (2.26)

$$\frac{dh}{dz} = -g \quad \text{o} \quad \frac{d}{dz}(h + gz) = 0; \quad (2.27)$$

definiendo a $h + gz$ como la energía estática seca.

Podemos interpretar este resultado de dos maneras: (1) la entalpía de una parcela decrece a medida que asciende adiabáticamente porque realiza trabajo gravitacional; (2) la energía estática se conserva en movimiento adiabático (ascendente o descendente).

2.6. Temperatura potencial

Sea $\theta = ATp^{-\beta}$, con A y β constantes. Luego,

$$\begin{aligned} \ln \theta &= \ln A + \ln T - \beta \ln p \\ d \ln \theta &= d \ln T - \beta d \ln p \end{aligned}$$

Por otro lado, considerando la primera ley $c_p dT + adp = \delta q$, si dividimos por T y utilizamos la ley de gases ideales, obtenemos

$$d \ln T + \frac{R}{c_p} d \ln p = \frac{\delta q}{c_p T},$$

para $\beta = -R/c_p$,

$$d \ln \theta = \frac{\delta q}{c_p T}. \quad (2.28)$$

En procesos adiabáticos θ se conserva. Podemos definirla de la siguiente manera, de la ecuación (2.20),

$$\frac{T}{p^k} = \frac{T_0}{p_0^k},$$

donde $k = \frac{\gamma-1}{\gamma} = 1 - \frac{c_v}{c_p} = R/c_p = 0,286$ (para aire seco).

El estado (T_0, p_0) es un punto de referencia; se elige $p_0 = 1000 \text{ hPa}$ y T_0 queda

$$T_0 = T \left(\frac{p_0}{p} \right)^k$$

$$T_0 = p_0^k T p^{-k} \xrightarrow{T_0 := \theta} \boxed{\theta = p_0^k T p^{-k}} \quad (2.29)$$

Llamamos a θ como la temperatura potencial; es la temperatura de una parcela que es llevada de un estado (T, P) al nivel de 1000 hPa a través de un proceso adiabático.

En escalas de tiempo en donde una parcela puede considerarse adiabática, los valores constantes de θ sirven para rastrear los movimientos de ésta. Debido a su dependencia con respecto a T y p , su comportamiento será similar al de estos campos; en particular, en la atmósfera: $dp/dz \gg dT/dz$, por lo que las superficies de θ constantes se asemejan a superficies isobáricas.

Extendiendo la idea de la relación entre cambios de temperatura por movimientos verticales de la parcela, la temperatura potencial nos permite interpretarla de la siguiente manera: *durante un ascenso (descenso) adiabático, la temperatura de la parcela deberá disminuir (aumentar) pero en una proporción tal que su temperatura potencial permanezca invariante.*

Notar que la ecuación (2.28) indica que para procesos diabáticos el cambio de la temperatura potencial es una medida directa del intercambio de calor. Como consecuencia, una parcela bajo condiciones diabáticas atravesará las superficies de θ constantes en proporción a la cantidad de calor neta intercambiada con su entorno.

UNIDAD 3

SEGUNDO PRINCIPIO DE LA TERMODINÁMICA

La primera ley, basándose en el principio de conservación de energía, nos dice que: podemos transformar calor en trabajo y trabajo en calor; el trabajo puede realizarse a expensas de la energía interna, y así siguiendo. Esto nos permite describir una gran variedad de fenómenos que ocurren en la realidad. Sin embargo; también nos permite explicar otros que no ocurren. Por ejemplo: un cuerpo pesado que cae al suelo, debido al impacto se calienta (algo que vemos en la realidad); el fenómeno opuesto, un cuerpo en reposo sobre el suelo que comienza a elevarse por sí mismo mientras se enfría (algo imposible), es posible según la primera ley, ya que el trabajo se realiza a expensas de la energía interna del suelo.

Requerimos entonces de otra ley que restrinja a la primera y de un sentido formal a los caminos de las transformaciones de energía. Aquí es donde aparece la segunda ley, la cual se encarga de direccionar los procesos termodinámicos y estudia la eficiencia de los mismos. Dado que éstas características controlan el desarrollo de un sistema a partir de un determinado estado, la segunda ley también subyace en la estabilidad del equilibrio termodinámico.

Una suerte de simplificación de la segunda ley podría ser el siguiente enunciado: *se puede transformar todo el trabajo en calor; mas no todo el calor en trabajo.*

3.1. Procesos naturales y reversibles

Sabemos que un proceso reversible es aquel que le permite al sistema restaurar su estado inicial sin dejar influencia neta sobre el sistema o su entorno. Éste es una idealización: requiere de la ausencia total de fricción y de que los cambios ocurran lo suficientemente lentos para que el sistema no rompa el equilibrio termodinámico.

Entendemos entonces, a un proceso natural como aquel que se genera libremente, un proceso espontáneo. Debido a que el sistema no se encuentra en equilibrio con su entorno, el proceso natural no puede ser revertido completamente (sin dejar influencias sobre el sistema o su entorno). Por lo tanto, un proceso natural es irreversible.

La irreversibilidad podría darse en cualquier proceso que conduzca al sistema fuera del equilibrio termodinámico. Realizar trabajo a través de una pequeña diferencia de presión lleva al sistema fuera del equilibrio mecánico; transferir calor a través de una

pequeña diferencia de temperatura conduce a salir del equilibrio térmico. Otro cambio irreversible se da cuando ocurren cambios de fase, los cuales se manifiestan ante la presencia de una diferencia de potenciales químicos, rompiendo el equilibrio químico.

Si alguno de estos tres equilibrios no se cumple, diremos que el sistema no está en equilibrio termodinámico.

3.2. Ciclo de Carnot

El ciclo de Carnot es una idea de motor térmico, que consiste de dos fuentes de calor a distintas temperaturas y un recipiente aislado cuando no interactúa con las fuentes, de mayor eficiencia posible. Es una transformación cíclica que consiste de cuatro pasos (Fig. 3.1).

1. Una expansión isotérmica reversible ($1 \rightarrow 2$), $T = T_1 = \text{cte.}$
2. Una expansión adiabática reversible ($2 \rightarrow 3$), $\theta = \theta_1 = \text{cte.}$
3. Una compresión isotérmica reversible ($3 \rightarrow 4$), $T_2 < T_1$.
4. Una compresión adiabática reversible ($4 \rightarrow 1$), $\theta_2 < \theta_1$.

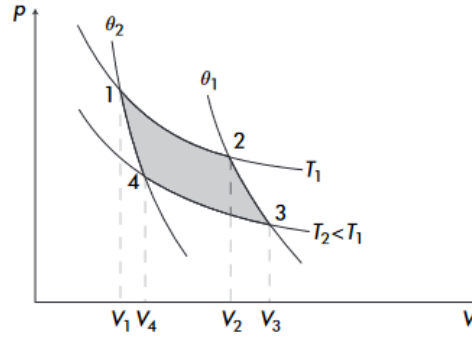


Figura 3.1: Ciclo de Carnot.

Calculemos el trabajo realizado y el calor absorbido cuando un gas ideal realiza este ciclo. Tengamos en cuenta que al ser cíclico, $dU = 0$.

1. Como es isotérmico, $\Delta T = 0$, $Q_{12} = -W_{12}$ por la primera ley y

$$W_{12} = - \int_{V_1}^{V_2} p dV = -nR^*T_1 \int_{V_1}^{V_2} \frac{dV}{V} = -nR^*T_1 \ln \frac{V_2}{V_1}.$$

Como $V_2 > V_1 \Rightarrow W_{12} < 0$ y $Q_{12} > 0$ indicando que el gas realiza trabajo de expansión y absorbió calor de la fuente a temperatura T_1 .

Por otro lado, $\Delta U_{12} = C_V \Delta T = 0$.

2. Proceso adiabático implica $Q_{23} = 0$, entonces $\Delta U_{23} = C_V(T_2 - T_1) < 0$ y por la primera ley $W_{23} = \Delta U < 0$.
3. Nuevamente, $\Delta T = 0 \Rightarrow -W_{34} = Q_{34}$

$$W_{34} = -nR^*T_2 \ln \frac{V_4}{V_3} \quad \Delta U = 0$$

Como $V_4 < V_3$ tenemos $W_{34} > 0 \Rightarrow Q_{34} < 0$ indicando que al contraerse, el entorno ejerce trabajo sobre el gas y éste entrega calor a la fuente T_2 para no aumentar su temperatura.

4. $Q_{41} = 0$, $\Delta U_{41} = C_V(T_1 - T_2) > 0$, entonces $W_{41} = \Delta U_{41} > 0$.

Si sumamos todos los trabajos para calcular el trabajo total, tenemos

$$W = W_{12} + \cancel{W_{23}} + W_{34} + \cancel{W_{41}} = -nR^*T_1 \ln \frac{V_2}{V_1} - nR^*T_2 \ln \frac{V_4}{V_3}$$

Como 2. y 4. son adiabáticas, podemos relacionar

$$\begin{aligned} T_1 V_2^{\gamma-1} &= T_2 V_3^{\gamma-1}, \\ T_1 V_1^{\gamma-1} &= T_2 V_4^{\gamma-1}. \end{aligned}$$

Dividiendo ambas ecuaciones,

$$\left(\frac{V_2}{V_1}\right)^{\gamma-1} = \left(\frac{V_3}{V_4}\right)^{\gamma-1} \Rightarrow \frac{V_2}{V_1} = \frac{V_3}{V_4}.$$

Luego, el trabajo total se puede escribir

$$W = -nR^* \ln \frac{V_2}{V_1} (T_1 - T_2)$$

El calor absorbido por el sistema será, debido a que $\Delta U = 0$ por ser una transformación cíclica, igual a $-W$, esto es

$$Q = nR^* \ln \frac{V_2}{V_1} (T_1 - T_2)$$

Rendimiento

Si consideramos $Q_1 = Q_{12}$ al calor brindado por la fuente T_1 al sistema y $Q_2 = Q_{34}$ al calor que el sistema le entrega a T_2 , podemos definir la eficiencia o el rendimiento del ciclo de Carnot, como

$$\eta = \frac{Q_1 + Q_2}{Q_1} = 1 + \frac{Q_2}{Q_1} \quad (Q_1 > 0, Q_2 < 0) \quad (3.1)$$

Si consideramos la expresión que derivamos para Q , tenemos

$$\eta = 1 - \frac{T_2}{T_1}. \quad (3.2)$$

Con esta ecuación, es posible modelar el rendimiento de distintos sistemas que puedan pensarse como máquinas térmicas. Por ejemplo: si consideramos a la atmósfera (en la horizontal) como una máquina térmica donde T_1 son las temperaturas tropicales y T_2 las polares, la ecuación (3.2) nos permite explicar porqué la circulación en invierno es más intensa. En el verano, podemos asumir como caso extremo que $T_1 \rightarrow T_2$ entonces $\eta \rightarrow 0$. En el invierno, el caso extremo sería $T_2 \ll T_1$, entonces $T_2/T_1 \rightarrow 0$ y $\eta \rightarrow 1$. Por lo tanto, la “máquina” rinde mejor en invierno; es decir que entrega menos calor y, en consecuencia, dispone de mayor cantidad del mismo para transformarlo en energía cinética.

3.3. Entropía y segunda ley

De la misma manera que en la primera ley pudimos introducir el concepto de la energía como variable de estado a través de que el trabajo (bajo procesos adiabáticos) permanece invariante; para la segunda ley de la termodinámica nos inspiramos en la observación de que la cantidad Q/T es independiente del camino en procesos reversibles. Esto nos permite introducir una nueva variable de estado llamada entropía que denotaremos con la letra S y se define en términos de una cantidad que, en general, depende del camino.

Consideremos el ciclo de Carnot, en donde el calor total del ciclo está determinado por las ramas isotérmicas. Allí se cumple

$$\delta Q = nR^*T \frac{dV}{V} \Rightarrow \frac{\delta Q}{T} = nR^* \frac{dV}{V}$$

El calor total lo podemos calcular sumando los calores de cada rama, $Q_1 = Q_{12}$, $Q_2 = Q_{34}$ asociados a las fuentes de calor que se encuentran a temperaturas T_1 y T_2 , respectivamente. Así, tenemos

$$\begin{aligned} \frac{Q_1}{T_1} &= nR^* \ln \left(\frac{V_2}{V_1} \right) \\ \frac{Q_2}{T_2} &= nR^* \ln \left(\frac{V_4}{V_3} \right) = -nR^* \ln \left(\frac{V_2}{V_1} \right). \end{aligned}$$

Sumando, tenemos

$$\frac{Q_1}{T_1} + \frac{Q_2}{T_2} = 0 \quad (3.3)$$

Teorema de Carnot

La identidad (3.3) vale para cualquier ciclo reversible entre dos depósitos de calor con temperaturas T_1 y T_2 , independientemente de los detalles del ciclo.

Se puede probar que cualquier ciclo reversible se puede representar como una sucesión infinitesimal de ciclos de Carnot. Por lo tanto, el teorema implica

$$\oint \left(\frac{\delta Q}{T} \right)_R = 0, \quad (3.4)$$

por tanto, $\delta Q/T$ es un diferencial exacto, que llamaremos entropía.

$$dS = \left(\frac{\delta Q}{T} \right)_R, \quad (3.5)$$

que constituye una propiedad del sistema.

Tanto el Teorema de Carnot, como (3.4) valen para procesos reversibles. Para circunstancias más generales, vale la siguiente desigualdad.

Desigualdad de Clausius

Para un proceso cíclico,

$$\oint \frac{\delta Q}{T} \leq 0 \quad (3.6)$$

donde la igualdad vale para procesos reversibles.

3.4. Consecuencias de la segunda ley

1. Debe brindarse calor al entorno en algún lugar durante el ciclo.
2. Bajo condiciones reversibles, se intercambia mayor cantidad de calor a una temperatura alta que a una más baja.
3. La irreversibilidad reduce el calor neto absorbido durante un ciclo.

En base a estas consecuencias, Clausius y Kelvin postularon la segunda ley de la termodinámica de forma independiente, aunque equivalentes entre sí.

Postulado de Kelvin

Es imposible transformar todo el calor en trabajo. Está relacionado con la primera consecuencia, no podemos tener una máquina térmica con una sola fuente de calor. Una parte del calor que absorbe el sistema que realiza trabajo debe ser entregada a otra fuente. Representa una pérdida térmica y limita la eficiencia incluso a través de procesos reversibles.

Postulado de Clausius

El calor siempre fluye de una fuente cálida hacia una fuente fría. Se relaciona con la segunda consecuencia, ya que el trabajo neto es ejercido por el sistema si se absorbe calor de una fuente cálida y se entrega a una fría (motor térmico). Contrariamente, si se absorbe calor de una fuente fría y se entrega a una cálida el trabajo neto es realizado sobre el sistema, es decir que necesitamos un agente externo que realice ese trabajo (refrigerador).

Equivalencia entre los postulados

Para probar que son equivalentes, veremos que

$$K \Longleftrightarrow C$$

Negando el postulado de Kelvin, podemos construir una máquina (Fig. 3.2 (a)) que transforme todo el calor recibido por una fuente T_1 en trabajo que será utilizado por otra máquina para llevar calor de una fuente $T_2 < T_1$ a la fuente T_1 . El resultado neto sería que transportamos calor de una fuente fría a una cálida sin realizar trabajo (ya que fue realizado por la primera máquina perfecta), lo cual viola el postulado de Clausius, es decir $\neg K \Rightarrow \neg C$, es decir $K \Rightarrow C$.

Negando el postulado de Clausius, llevamos calor (Fig. 3.2 (b)) Q_2 de T_2 a T_1 , que compensará el brindado por esta fuente hacia la máquina que realiza trabajo y como residuo devuelve el calor Q_2 a la fuente T_2 . De esta manera, generamos trabajo sin pérdida de calor neta, es decir, considerando a todo el sistema, estamos generando trabajo sin perder energía en forma de calor, lo cual viola el postulado de Kelvin. $\neg C \Rightarrow \neg K$, $K \Rightarrow C$.

$$K \Longleftrightarrow C \quad \square$$

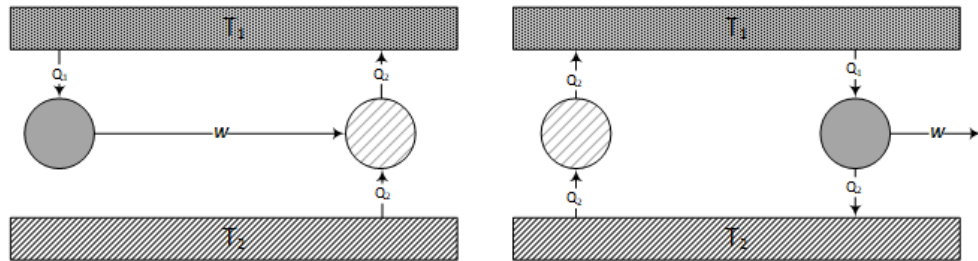


Figura 3.2: Máquinas térmicas imposibles; izquierda (a), derecha (b). $T_2 < T_1$.

De la desigualdad de Clausius podemos derivar una forma diferencial de la segunda ley.

Consideremos primero un ciclo compuesto por una rama reversible $1 \xrightarrow{R} 2$ y otra irreversible $2 \xrightarrow{I} 1$. Luego otro ciclo, pero completamente reversible $1 \xrightarrow{R} 2 \xrightarrow{R} 1$ (Fig. 3.4), que por el.

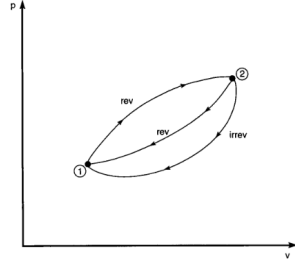


Figura 3.3: Dos ciclos: uno reversible y otro semi-reversible.

Para el primer ciclo tenemos, según la desigualdad de Clausius

$$\int_1^2 \left(\frac{\delta Q}{T} \right)_R + \int_2^1 \left(\frac{\delta Q}{T} \right)_I \leq 0.$$

Para el segundo,

$$\begin{aligned} \int_1^2 \left(\frac{\delta Q}{T} \right)_R + \int_2^1 \left(\frac{\delta Q}{T} \right)_R &= 0 \\ \int_1^2 \left(\frac{\delta Q}{T} \right)_R &= - \int_2^1 \left(\frac{\delta Q}{T} \right)_R, \end{aligned}$$

reemplazando en la desigualdad del primer ciclo, tenemos

$$\begin{aligned} - \int_2^1 \left(\frac{\delta Q}{T} \right)_R + \int_2^1 \left(\frac{\delta Q}{T} \right)_I &\leq 0 \\ \int_2^1 \left(\frac{\delta Q}{T} \right)_R &\geq \int_2^1 \left(\frac{\delta Q}{T} \right)_I. \end{aligned}$$

Como la desigualdad vale entre dos estados arbitrarios, también aplica para los integrandos, entonces

$$\left(\frac{\delta Q}{T} \right)_R \geq \left(\frac{\delta Q}{T} \right)_I,$$

que por (3.5)

$$dS \geq \frac{\delta Q}{T}. \quad (3.7)$$

Donde la igualdad vale para procesos reversibles.

Este resultado nos permite identificar si un sistema es o no es capaz de evolucionar a través de cierto proceso. Un proceso es posible si satisface (3.7); si lo hace a través de la igualdad es reversible e irreversible si satisface la desigualdad. Por otro lado, si encontramos un proceso que satisfaga la desigualdad en sentido contrario, entonces afirmamos que es un proceso imposible.

Para un sistema completamente aislado $\delta Q = 0$, entonces

$$dS \geq 0 \quad S_f \geq S_i.$$

Los sistemas siempre evolucionan a un estado de mayor entropía, se dice que un sistema aislado está en equilibrio cuando alcanza un estado de máxima entropía.

Notar que si el sistema aislado está compuesto por otros subsistemas, en ellos es posible encontrar procesos que disminuyan su entropía; pero lo hacen a expensas de los otros subsistemas que aumentarán su entropía al menos hasta igualar el déficit del primero.

3.5. Formas especiales de escribir la segunda ley

➤ Transformaciones isotérmicas finitas. ($\Delta U = 0$)

$$\begin{aligned} \Delta S &\geq \frac{1}{T} \int_i^f \delta Q \\ \Rightarrow \Delta S &\geq \frac{Q}{T}, \quad \Delta S \geq \frac{-W}{T}. \end{aligned}$$

➤ Transformaciones adiabáticas. ($\delta Q = 0$)

$$dS \geq 0.$$

➤ Transformaciones isoentrópicas. ($dS = 0$)

$$\delta Q \leq 0.$$

Notar que un proceso adiabático reversible es isoentrópico.

➤ Transformaciones isocóricas.

De la primera ley, $dV = 0 \implies \delta Q = c_V dT$,

$$dS \geq c_V \frac{dT}{T}, \quad \Delta S \geq c_V \ln \frac{T_f}{T_i}$$

➤ Transformaciones isobáricas.

En este caso, $\delta Q = c_p dT$ y,

$$dS \geq c_p \frac{dT}{T}, \quad \Delta S \geq c_p \ln \frac{T_f}{T_i}$$

3.6. Relaciones fundamentales: funciones de Gibbs y Hemholtz

Considerando la siguiente forma de escribir la primera ley

$$\delta Q = C_p dT - V dp.$$

Combinando con (3.7),

$$TdS \geq C_p dT - V dp.$$

Recordando que $C_p = dH/dT$,

$$TdS \geq dH - V dp,$$

o

$$dH \leq TdS + V dp \quad (3.8)$$

Similarmemente, de $\delta Q = C_v dT + p dV$, arribamos a

$$TdS \geq dU + \delta W,$$

o

$$dU \leq TdS - p dV \quad (3.9)$$

Esto nos induce a introducir dos nuevas funciones: la de Hemholtz, $F = U - TS$; y la de Gibbs, $G = H - TS = U + pV - TS$. Debido a que tanto $S = S(T, V)$ como $U = U(T)$, son funciones de estado, $F = F(T, V)$ y $G = G(T, V)$ también lo son. La ventaja de estas funciones es poder expresar a las ecuaciones (3.8) y (3.9) en términos de T y V como variables independientes. Utilizando las funciones de Hemholtz y de Gibbs, respectivamente, redefinimos:

$$dF \leq -SdT - p dV \quad (3.10)$$

$$dG \leq -SdT + V dp \quad (3.11)$$

Interpretación de las funciones

Si consideramos procesos isotérmicos,

$$dF \leq \delta W;$$

es decir que F es la energía disponible para realizar trabajo.

Si consideramos ahora procesos isotérmicos e isobáricos simultáneamente (por ejemplo, cambios de fase)

$$dG = 0,$$

por lo cual G se conserva.

Decimos que las relaciones (3.8)-(3.11) son las RELACIONES FUNDAMENTALES.

3.6.1. Condiciones de equilibrio termodinámico

En un sistema que se encuentre en un estado de equilibrio estable no es posible la ocurrencia de procesos naturales (o espontáneos); o son reversibles, o son imposibles. En cambio, si se encuentra en un equilibrio inestable, se abre la posibilidad a los procesos irreversibles.

Podemos vincular estas definiciones con la segunda ley de la termodinámica y definir una serie de condiciones que caracterizan el equilibrio termodinámico.

$$\begin{aligned} dU &\leq TdS - pdV \\ dH &\leq TdS + Vdp \\ dF &\leq -SdT - pdV \\ dG &\leq -SdT + Vdp \\ dS &\geq \frac{\delta}{T} \end{aligned}$$

Donde la igualdad vale para procesos reversibles y la desigualdad para los irreversibles.

Esto significa que cuando un sistema tiende al equilibrio, G , F , H y U tienden a un mínimo y S a un máximo.

Si el sistema evolucionara hacia un mínimo de S y un máximo del resto, entonces se tratase de un proceso imposible.

3.6.2. Relación entre entropía y temperatura potencial

Recordando que

$$\theta = T \left(\frac{1000}{p} \right)^{R/c_p}$$

Diferenciando de manera logarítmica

$$c_p d \ln \theta = c_p d \ln T - R d \ln p \quad (3.12)$$

Por otro lado, de la primera ley tenemos

$$\frac{\delta Q}{T} = C_p \frac{dT}{T} - mR \frac{dp}{p}$$

o para procesos reversibles,

$$ds = c_p \frac{dT}{T} - R \frac{dp}{p} \quad (3.13)$$

donde s es la entropía específica.

Igualando (3.12) y (3.13)

$$ds = c_p d \ln \theta, \quad s = c_p \ln \theta + \text{constante} \quad (3.14)$$

Podemos decir entonces, que los procesos adiabáticos reversibles son isentrópicos. Para procesos adiabáticos irreversibles $ds > 0$ y $d\theta = 0$; en este caso, el incremento de

entropía viene dado por el trabajo irreversible (por ejemplo, la disipación de energía cinética por fricción).

PROCESO ISOENTROPICO \Rightarrow PROCESO ADIABATICO

UNIDAD 4

EL AGUA Y SUS TRANSFORMACIONES

4.1. Sistemas heterogéneos