

บทที่ 4

กฎข้อที่หนึ่งของอุณหพลศาสตร์

เมื่อพิจารณาระบบหนึ่ง ๆ นั้นอาจกล่าวได้ว่า ถ้ามีงานหรือความร้อนเข้ามายังระบบของระบบ จะทำให้สภาวะของระบบนั้น ๆ เกิดการเปลี่ยนแปลงไป สมการที่บ่งบอกถึงความสัมพันธ์ของงาน, ความร้อนและการเปลี่ยนแปลงของคุณสมบัติทางอุณหพลศาสตร์ของระบบหนึ่ง ๆ นั้นได้มาจากการหลักพื้นฐานของการอนุรักษ์ของพลังงาน (Law of Conservation of energy) ซึ่งเราเรียกกฎดังกล่าวว่า “กฎข้อที่หนึ่งของอุณหพลศาสตร์” (The first law of Thermodynamics)

4.1 กฎข้อที่หนึ่งของอุณหพลศาสตร์ (The first law of Thermodynamics)

ในระหว่างปี พ.ศ. 2353-2392 นักฟิสิกส์ชื่อ เจรูญ ได้ทำการทดลองเกี่ยวกับการให้พลังงานความร้อนกับงานโดยอาศัยการอนุรักษ์ของพลังงาน และได้ค้นพบว่างานที่กระทำกับระบบทางอุณหพลศาสตร์ที่มีปริมาณความร้อน Q เกิดขึ้นจะมีความสัมพันธ์กันทั้งในหน่วยของจูล (Joule) และหน่วยของคาลอรี่ (Calorie) ดังนี้

$$W = 4.186Q \text{ คาลอรี่} \quad \dots \dots \dots \quad (4.1)$$

หรือ

$$W = 778Q \text{ พุต-ปอนด์} \quad \dots \dots \dots \quad (4.2)$$

หรือเขียนให้เป็นสูตรทั่วไปได้ ดังนี้

$$W = JQ \quad \dots \dots \dots \quad (4.3)$$

เมื่อ W เป็นงานทางกลศาสตร์ที่ระบบทำได้หรืองานที่ทำกับระบบ

J เป็นสมมูลย์กลความร้อนของจูลน์

Q เป็นปริมาณความร้อนของระบบ

แต่ในทางปฏิบัติแล้วเมื่อมีความร้อนไหลเข้าสู่ระบบ ความร้อนทั้งหมดนั้นไม่ได้เปลี่ยนเป็นงานไปทั้งหมดเสมอไป ส่วนหนึ่งของความร้อนจะไปเพิ่มพลังงานภายในของระบบและอีกส่วนหนึ่งจะเปลี่ยนรูปเป็นงานที่ระบบทำได้

ถ้าให้ dQ เป็นปริมาณความร้อนน้อย ๆ ที่ไหลเข้าสู่ระบบ
 dU เป็นพลังงานภายในของระบบที่เพิ่มขึ้นเป็นปริมาณน้อย ๆ
 dw เป็นปริมาณความร้อนที่เปลี่ยนไปเป็นปริมาณน้อย ๆ

ดังนั้นตามกฎการอนุรักษ์ของพลังงาน จึงเขียนความสัมพันธ์ได้ดังนี้

$$dQ = dU + dw \quad \dots \dots \dots (4.4)$$

สมการ (4.4) นี้เรียกว่า กฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์ และกฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์ยังเขียนได้หลายแบบ เช่น

$$Q = U_2 - U_1 + W \quad \dots \dots \dots (4.5)$$

หรือ

$$\Delta Q = \Delta U + \Delta W \quad \dots \dots \dots (4.6)$$

เมื่อ ΔW เป็นงานที่ระบบทำได้หรืองานที่กระทำกับระบบซึ่งมีทั้งงานที่มีเครื่องหมายบวก ($+W$) และเครื่องหมาย ($-W$)

ค่า U , Q และ W เป็นพลังงาน มีหน่วยเป็น焦耳 (ในระบบ SI) พลังงานภายในขึ้นกับสภาวะของระบบ นั่นคือ เป็นฟังค์ชันของสภาวะของระบบเท่านั้น

ถ้าระบบเป็นกระบวนการวัฏจักรซึ่งอาจไม่ต้องผันกลับ เราจะได้การเปลี่ยนแปลงของพลังงานภายในเป็นศูนย์ ($U_2 = U_1 = 0$) และ $Q = W$ นั่นคือ ความร้อนสุทธิ (net heat) ถ้าถ่ายเข้าสู่ระบบจะมีค่าเท่ากับงานสุทธิ (net work) ที่ได้จากระบบ ซึ่งตามกฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์แล้ว เราไม่สามารถสร้างเครื่องชนิดที่ทำงานแบบครบรอบ ซึ่งแต่ละรอบสามารถทำงานให้ได้มากกว่าความร้อนที่ถ่ายเทเข้าไปเราเรียกเครื่องชนิดนี้ว่า เครื่องกลวัตถุทำงานไม่มีหยุดชั่นดักที่หนึ่ง (Perpetual motion machine of the first kind) หรือในบางครั้งกฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์จะกล่าวว่า เป็นไปไม่ได้ที่จะสร้างเครื่องจักรกลทำงานไม่มีหยุดชั่นดักที่หนึ่ง

เมื่อระบบอันหนึ่งเกิดกระบวนการครบรอบ (Cycle process) คือระบบเกิดการเปลี่ยนแปลงสภาวะจากสภาวะเริ่มต้น (มีค่า P, V และ T ค่าหนึ่ง) ไปอญญาติ สภาวะต่าง ๆ จนในที่สุดกลับมาอยู่ที่สภาวะเดิม (โดยมีค่า T เท่าเดิม) จากทฤษฎีจลน์ของสสาร (Kinetic theory of matter) กล่าวว่า พลังงานภายในของ

สารทุกสถานะจะขึ้นตรงอยู่กับอุณหภูมิของสารนั้น นั่นคือ พลังงานภายในของสาร จะสูงขึ้น ถ้าอุณหภูมิของสารสูงขึ้น และในทางตรงกันข้ามถ้าอุณหภูมิของสารลดลง พลังงานภายในก็จะลดลงด้วย ดังนั้นสำหรับกระบวนการครบรอบจะได้ว่า

$$\oint du = 0 \quad \dots \dots \dots (4.7)$$

เครื่องหมาย \oint แสดงว่าเป็นการอินทิเกรตรอบทางเดิน (cycle process)

นั่นเอง จากสมการ (4.4) จะได้

$$\oint dQ = \oint dU + \oint dW$$

เนื่องจากกระบวนการครบรอบจะได้ว่า

$$\oint dQ = \oint dW \quad \dots \dots \dots (4.8)$$

ทั้งทั้ง Q และ W ตามสมการจะต้องมีหน่วยเดียวกัน และสมการ (4.8) ก็คืองานที่ทำได้ตามกฎของจูล์น์ตามสมการ (4.3) นั่นเอง

ดังนั้นจากกฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์จึงอาจกล่าวได้ว่า ถ้าเกิดกระบวนการครบรอบขึ้นกับระบบแล้วพลังงานภายในของระบบไม่เปลี่ยนแปลง หรือ

$$U_2 - U_1 = 0 \quad \dots \dots \dots (4.9)$$

และสำหรับระบบที่มีความร้อนคงที่ กล่าวคือ ไม่มีความร้อนถ่ายเทเข้า หรือถ่ายเทออกจากระบบ (นั่นคือ $Q = 0$) ปริมาณงานที่ให้แก่ระบบจะเท่ากับการเปลี่ยนแปลงของพลังงานภายใน

$$\Delta U = U_2 - U_1 = - W \quad \dots \dots \dots (4.10)$$

เมื่อ U_2 เป็นพลังงานภายในที่สภาวะสุดท้าย
 U_1 เป็นพลังงานภายในที่สภาวะเริ่มต้น
 W เป็นงานที่ทำให้กับระบบ

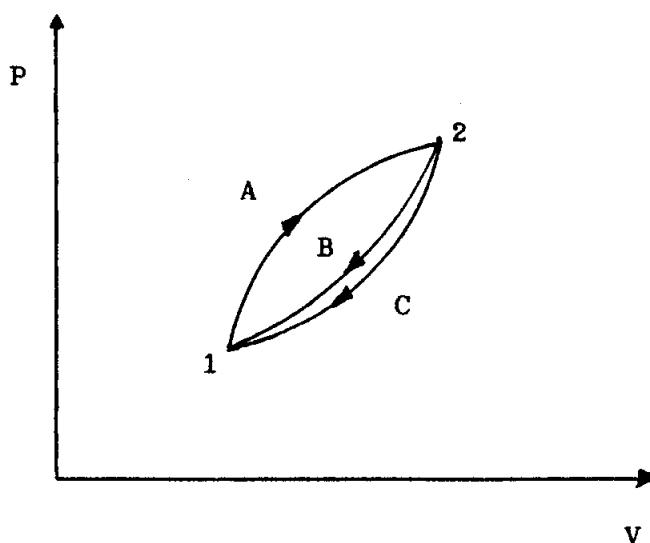
ดังนั้น กฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์จึงอาจกล่าวได้ว่า “อีกอย่างหนึ่งว่า “การเปลี่ยนแปลงของพลังงานภายในเกิดจากงานที่ทำรวมกับความร้อนที่ถ่ายเท” หรืออาจเขียนเป็นสมการได้ว่าดังต่อไปนี้

$$dU = dQ - dW$$

ซึ่งก็เหมือนกับสมการ (4.4), (4.5) และ (4.6) นั้นเอง

4.1.1 กฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์สำหรับการเปลี่ยนแปลงสภาวะของระบบ

ในหัวข้อนี้จะเป็นการพิจารณากฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์สำหรับระบบที่ดำเนินกระบวนการวูบฉักร (หรือระบบปิด) ที่ดำเนินกระบวนการระหว่างสภาวะคู่หนึ่งๆ ซึ่งมวลของสารตัวกลางอาจมีการเคลื่อนไหว และเกิดสภาวะการเปลี่ยนพลังงานกันระหว่างระบบกับสิ่งแวดล้อมก็ได้



รูปที่ 4.1 แสดงภาพ P-V สำหรับกระบวนการดำเนินกระบวนการวูบฉักร

พิจารณาระบบหนึ่งจากรูปที่ 4.1 ช่องด้านในเป็นวัสดุจักรจากสภาวะ 1 ไปสู่สภาวะ 2 โดยกระบวนการ A แล้วกลับมาสู่สภาวะที่ 1 ดังเดิมโดยกระบวนการ B

อาศัยสมการ (4.8) สำหรับวัสดุจักรที่ประกอบด้วยกระบวนการ A และ B จะได้ดังต่อไปนี้

$$\int_{1}^{2} dQ_A + \int_{2}^{1} dQ_B = \int_{1}^{2} dW_A + \int_{2}^{1} dW_B \dots\dots\dots (4.11)$$

และถ้าพิจารณาวัสดุจักรอื่นที่ประกอบด้วยกระบวนการ A และ C โดยระบบเปลี่ยนแปลงจากสภาวะ 1 ไปสู่สภาวะ 2 โดยกระบวนการ A และกลับมาสู่สภาวะที่ 1 ดังเดิมโดยกระบวนการ C

อาศัยสมการ (4.8) จะได้ความสัมพันธ์สำหรับวัสดุจักรที่ประกอบด้วยกระบวนการ A และ C ดังต่อไปนี้

$$\int_{1}^{2} dQ_A + \int_{2}^{1} dQ_C = \int_{1}^{2} dW_A + \int_{2}^{1} dW_C \dots\dots\dots (4.12)$$

สมการ (4.11) ลบด้วย (4.12) จะได้

$$\int_{2}^{1} dQ_B + \int_{2}^{1} dQ_C = \int_{2}^{1} dW_B + \int_{2}^{1} dW_C$$

เมื่อจัดให้มีจะได้ดังนี้

$$\int_{2}^{1} (dQ - dW)_B = \int_{2}^{1} (dQ - dW)_C \dots\dots\dots (4.13)$$

เนื่องจาก B และ C ในสมการ (4.13) แทนกระบวนการอุ่นไถดีระหว่างสภาวะ 1 และสภาวะ 2 และปริมาณ ($dQ - dW$) จะเป็นค่าเดียวกันสำหรับทุกกระบวนการที่เกิดขึ้นระหว่างสภาวะ 1 และสภาวะ 2 คู่หนึ่ง ๆ นั่นคือ จะพบว่าปริมาณ ($dQ - dW$) ขึ้นอยู่กับสภาวะเริ่มต้นและสภาวะสุดท้ายของระบบเท่านั้น ไม่ขึ้นกับกระบวนการรายห่วงสภาวะดังกล่าวและ ($dQ - dW$) เป็นพังค์ชันจุด ดังนั้น ($dQ - dW$) จึงเป็นผลต่างอนุพักษ์ของคุณสมบัติของระบบ ซึ่งคุณสมบัตินี้ก็คือ พลังงานของระบบ E นั่นเอง

ดังนั้นจากสมการ (4.13) จะได้

$$dQ - dW = dE \quad \dots \dots \dots (4.14)$$

เมื่ออินทิเกรตสมการ (4.14) จากสภาวะเริ่มต้น (1) ไปสู่สภาวะสุดท้าย (2) จะได้

$$_1 Q_e - _1 W_e = E_e - E_1 \quad \dots \dots \dots (4.15)$$

โดยที่ $_1 Q_e$ คือความร้อนที่ถ่ายเทเข้ามายกเวตของระบบขณะดำเนินกระบวนการจากสภาวะ 1 ไปสู่อีกสภาวะ 2

$_1 W_e$ คืองานที่กระทำต่อ (หรือโดย) ระบบขณะดำเนินกระบวนการจากการจากสภาวะ 1 ไปสู่สภาวะ 2

E_1 และ E_e คือค่าของพลังงานของระบบที่สภาวะเริ่มต้นและสภาวะสุดท้ายตามลำดับ

E แทนพลังงานทั้งหมดของระบบที่สภาวะหนึ่งๆ พลังงาน E นี้เกิดขึ้นหลายรูปแบบ ตัวอย่างเช่น พลังงานเคลื่อนหรือพลังงานศักย์ของระบบ พลังงานขึ้นอยู่กับการเคลื่อนที่และตำแหน่งของโมเลกุล พลังงานในโครงสร้างของอะตอม พลังงานเคมีหรือพลังงานในรูปแบบอื่น ๆ

ในการศึกษาวิชาอุณหพลศาสตร์นี้จะพิจารณาพลังงานเคลื่อนและพลังงานศักย์ในเชิงปริมาตร (Bulk kinetic and potential energy) โดยต่างหาก และพิจารณาพลังงานรูปแบบอื่นของระบบในเทอมของคุณสมบัติเดียวกันซึ่งเรียกว่า พลังงานภายใน (internal energy) และมีสัญลักษณ์ U ดังนั้น E ที่สภาวะหนึ่ง ๆ พนว่า

$$E = U + K.E. + P.E.$$

โดยที่ K.E. เป็นพลังงานจลน์ของระบบที่สภาวะนั้น

P.E. เป็นพลังงานศักย์ของระบบที่สภาวะนั้น

และเนื่องจาก E เป็นฟังค์ชันจุด ดังนั้นจึงสามารถเขียนเป็น

$$dE = dU + d(K.E.) + d(P.E.) \dots\dots\dots (4.16)$$

แทนค่า dE จากสมการ (4.16) ลงในสมการ (4.14) จะได้

$$dQ - dW = dU + d(K.E.) + d(P.E.) \dots\dots\dots (4.17)$$

ในสมการ (4.17) แสดงว่า ถ้ามีงานหรือความร้อนข้ามขอบเขตของระบบ หนึ่ง ๆ ระบบนั้นจะมีการเปลี่ยนแปลงสภาวะ หรืออาจกล่าวได้ว่า การเปลี่ยนแปลงของพลังงานในระบบโดยสุทธิเท่ากับพลังงานสุทธิซึ่งข้ามขอบเขตของระบบนั้น และ สมการ (4.17) ก็คือเป็นอีกรูปแบบหนึ่งของกฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์ เพราะเป็นแนวคิดเกี่ยวกับพลังงานและเป็นกฎการอนุรักษ์พลังงาน

ตัวอย่าง ถังบรรจุของไอลชนิดน้ำมันแลดติดในพัดลมงานปื้อนเข้าให้เข้ากับใบพัดเท่ากับ 5,090 kJ โดยมีความร้อนถ่ายเทอกจากถังเท่ากับ 1,500 kJ พิจารณาให้ถังและของไอลนี้เป็นระบบ จงหาการเปลี่ยนแปลงของพลังงานภายในของระบบ

วิธีทำ เนื่องจากไม่คิดการเปลี่ยนแปลงของพลังงานจลน์และพลังงานศักย์ ($K.E.=0$ และ $P.E.=0$) จากกฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์ตามสมการ (4.17) จะได้

$$_1 Q_e - _1 W_e = U_e - U_1 = \Delta U$$

$$-1,500 - (5,090) = \Delta U$$

$$\Delta U = 3,590 \text{ kJ}$$

นั่นคือ พลังงานภายในของระบบเปลี่ยนแปลงไป 3,590 kJ

4.1.2 กู้ห้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์สำหรับระบบเปิด

ระบบเปิดหรือปริมาตรควบคุมคือ ระบบที่มวลสารมีการไหลเข้า
หรือออกจากระบบได้ เช่นเดียวกับความร้อนและงาน สำหรับระบบเปิดได้ ที่
ประกอบด้วยสารตัวกลางชนิดเดียวและในกรณีที่ไม่คิดถึงผลเนื่องมาจากการปฏิริยาทาง
เคมีและทางไฟฟ้า ดังนั้นจากกู้ห้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์จะจึงเขียนได้ดังนี้

ความร้อนเข้า+งานเข้า+พลังงานเนื่องจากการไหลเข้า+พลังงานภายใน
เข้า+พลังงานจนน'เข้า+พลังงานศักย์เข้า+พลังงานที่สละสมเข้า=ความร้อนออก+
งานออก+พลังงานเนื่องจากการไหลออก+พลังงานภายในออก+พลังงานจนน'ออก+
พลังงานศักย์ออก+พลังงานที่ไหลออก

หรือเขียนในอีกรูปหนึ่งคือ

$$\left. \begin{aligned} Q_{\text{ออก}} + \frac{W_1}{j} \text{เข้า} + \frac{W_1 P_1 V_1}{j} + W_1 U_1 + \frac{W_1 V_1^2}{2gj} + \frac{W_1 S_1}{j} + E_1 \\ = Q_{\text{ออก}} + \frac{W_2 P_2 V_2}{j} + W_2 U_2 + \frac{W_2 V_2^2}{2gj} + \frac{W_2 S_2}{j} + E_2 \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots \quad (4.18)$$

เมื่อ W_1 เป็นน้ำหนักของสารตัวกลางที่เข้าสู่ระบบ

W_2 เป็นน้ำหนักของสารตัวกลางที่ออกจากระบบ

ในกรณีที่ค่านิ่งถึงสารตัวกลางที่มีมากกว่าหนึ่งชนิด กู้ห้อที่หนึ่งทาง
อุณหพลศาสตร์จะเขียนได้ดังนี้คือ

$$\frac{dQ}{dT} + \left(U_1 + \frac{P_1 V_1}{j} + \frac{V_1^2}{2gj} + \frac{S_1}{j} \right) \frac{dw_1}{dt} = \frac{dw}{dt} + \left(U_2 + \frac{P_2 V_2}{j} + \frac{V_2^2}{2gj} + \frac{S_2}{j} \right) \frac{dw_2}{dt} + \frac{d(\Delta E)}{dt} \dots \quad (4.19)$$

เมื่อ $\frac{dQ}{dT}$ เป็นอัตราส่วนถ่ายเทขายของความร้อน

$\frac{dW}{dT}$ เป็นอัตราการเปลี่ยนแปลงของงาน

$\frac{d}{dt}(\Delta E)$ เป็นอัตราการเปลี่ยนแปลงพลังงานที่สະสม

$\frac{dW_1}{dt}$ เป็นอัตราการไหลของสารตัวกลางที่เข้าสู่ระบบ

$\frac{dW_2}{dt}$ เป็นอัตราการไหลของสารตัวกลาง

4.1.3 กฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์สำหรับระบบที่มีการไหลสม่ำเสมอ

ระบบที่มีการไหลสม่ำเสมอคือเป็นระบบเปิดชนิดหนึ่ง ซึ่งมีข้อกำหนดว่าไม่มีการเปลี่ยนแปลงภายในของมวล และพลังงานที่สະสมอยู่ในระบบ ดังนี้
จึงเขียนเป็นสมการได้ดังนี้

$$\begin{aligned} PE_1 + KE_1 + Wf_1 + U_1 + Q &= PE_2 + KE_2 + Wf_2 + U_2 + W \\ Q &= (U_2 - U_1) + (Wf_2 - Wf_1) + (KE_2 - KE_1) + (pE_2 - pE_1) + W \\ Q &= \Delta U + \Delta \frac{PV}{J} + \Delta KE + \Delta pE + W \quad \dots \dots \dots (4.20) \end{aligned}$$

หรืออาจเขียนใหม่ได้

$$Q = dU + d\frac{PV}{J} + dKE + dpE + dW$$

เมื่อ Q เป็นปริมาณความร้อนที่ถ่ายเท

ΔU เป็นการเปลี่ยนแปลงพลังงานภายใน

$\Delta \frac{PV}{J}$ เป็นการเปลี่ยนแปลงพลังงานเนื่องจากการไหล

ΔKE เป็นการเปลี่ยนแปลงพลังงานจลน์

ΔpE เป็นการเปลี่ยนแปลงพลังงานศักย์

dW เป็นงานของระบบที่มีการไหลสม่ำเสมอ

หน่วยของทุกค่าในสมการ (4.20) ที่พิจารณาเน้นจะต้องเป็นหน่วยเดียวกัน
ปกติจะเป็นหน่วยของพลังงานความร้อน เช่น บีทียู, คาลอรี่ หรือวูล เป็นต้น

$$\text{เนื่องจาก } \Delta H = \Delta U + \frac{PV}{J} \text{ (ตามความสัมพันธ์ของแมกซ์เวล)}$$

จากสมการ (4.20) จะได้

$$Q = \Delta H - \Delta KE + \Delta PE - W_s \quad \dots \dots \dots (4.21)$$

สมการ (4.21) เป็นระบบที่มีการใช้หลักม้าเสมอในเทอมของเอน ero ปี

ตัวอย่าง ปั๊มลมตัวหนึ่งดูดอากาศเข้าที่ความดัน 15 psia, ปริมาตร 2 ลบ.ฟุต/ปอนด์ ขับออกที่ความดัน 100 psia ปริมาตร 0.5 ลบ.ฟุต/ปอนด์ ประมาณว่า พลังงานภายในเพิ่มขึ้น 40 บีทียู/ปอนด์ และงานที่ให้แก่ปั๊มลม 70 บีทียู/ปอนด์ ในกรณีที่ไม่คำนวณงานจลน์และพลังงานศึกษา จงหาปริมาณความร้อนที่ถ่ายเทต่อหนึ่งหน่วยนำเข้าของอากาศ

วิธีทำ เนื่องจากพลังงานภายในเพิ่มขึ้น 40 บีทียู/ปอนด์

$$\Delta U = 40 \text{ บีทียู/ปอนด์}$$

$$\text{และ } \Delta \frac{PV}{J} = \frac{P_2 V_2}{J} - \frac{P_1 V_1}{J}$$

$$\text{เมื่อ } \frac{P_2 V_2}{J} = \frac{(100)(144 \times 0.5)}{778} = 9.25 \text{ บีทียู/ปอนด์}$$

$$\text{และ } \frac{P_1 V_1}{J} = \frac{(15)(144 \times 2)}{778}$$

$$= 5.55 \text{ บีทียู/ปอนด์}$$

$$\text{งานที่ให้แก่ปั๊มลม (ระบบ) } W_s = -70 \text{ บีทียู/ปอนด์}$$

จากสมการ (4.20) แทนค่าจะได้

$$Q = \Delta U + \Delta \frac{PV}{J} + \Delta(K.E.) + \Delta(P.E.) + W_s$$

$$Q = (40) + (9.25 - 5.55) + (0) + (0) + (-70)$$

$$Q = -26.3 \text{ บีที่ยู/ปอนด์}$$

เมื่อ Q มีเครื่องหมายเป็นลบ (-) แสดงว่ามีความร้อนระบายออกจากถัง อัคคิมมีค่าเท่ากับ 26.3 บีที่ยู/ปอนด์

4.1.4 กฤษ्यอุ่นห้องอุณหพลศาสตร์ในสมการเชิงอัตรา

กฤษ्यอุ่นห้องอุณหพลศาสตร์ในรูปสมการเชิงอัตราพบว่ามีความจำเป็นชั้งปรากฏในอัตราโดยเฉลี่ยหรืออัตราในขณะใดขณะหนึ่งของพลังงานซึ่งข้ามขอนบทของระบบ (งานและความร้อน) และอัตราของเปลี่ยนแปลงของพลังงานของระบบ ในทางอุณหพลศาสตร์ เชิงคลาสสิกในเบื้องต้นนี้ เมื่อระบบอยู่ในสมดุลย์แล้ว เวลาจะไม่ใช่ตัวแปรหรือองค์ประกอบเชิงสัมพันธ์สำหรับระบบที่อยู่ในสมดุลย์อีกต่อไป แต่อย่างไรก็ตามสมการเชิงอัตราเหล่านี้ได้พิสูจน์มาจากแนวคิดของอุณหพลศาสตร์เชิงคลาสสิกและถูกประยุกต์ใช้กับอุณหพลศาสตร์เป็นจำนวนมาก รูปสมการเชิงอัตราของกฤษ्यอุ่นห้องอุณหพลศาสตร์นั้นนอกจากใช้กับกฤษ्यอุ่นห้องอุณหพลศาสตร์สำหรับระบบเปิดหรือปริมาตรควบคุมในหัวข้อ 4.1.3 และ ขั้นประยุกต์ใช้กับวิชาอุณหพลศาสตร์, กลศาสตร์ และการถ่ายเทความร้อน (heat transfer)

พิจารณาเวลาในช่วง dt ซึ่งเป็นช่วงเวลาที่มีปริมาณความร้อน dQ ข้ามขอนบทของระบบ และมีงาน dW ที่กระทำโดยระบบมีพลังงานภายในเปลี่ยนแปลงไป ΔU พลังงานจนนี้เปลี่ยนแปลงไป $\Delta(K.E.)$ และพลังงานศักย์เปลี่ยนแปลงไป $\Delta(P.E.)$ กฤษ्यอุ่นห้องอุณหพลศาสตร์สมการ (4.17) จะได้

$$dQ - dW = \Delta U + \Delta(K.E.) + \Delta(P.E.)$$

หารสมการด้วย dt ตลอดจะได้

$$\frac{dQ}{dt} - \frac{dW}{dt} = \frac{\Delta U}{dt} + \frac{\Delta(K.E.)}{dt} + \frac{\Delta(P.E.)}{dt}$$

ใช้ขีดจำกัด (limit) 6 สำหรับแต่ละปริมาณเหล่านี้โดยให้ $dt \rightarrow 0$ เช้า
ิกลิมท์จะได้

$$\lim_{dt \rightarrow 0} \frac{dQ}{dt} = Q \text{ เรียกว่า อัตราการถ่ายเทความร้อน}$$

$$\lim_{at \rightarrow 0} \frac{aw}{at} = W \text{ เรียกว่ากำลัง (power)}$$

$$\lim_{at \rightarrow 0} \frac{\Delta U}{at} = \frac{dU}{dt}$$

$$\lim_{dt \rightarrow 0} \frac{\Delta(K.E.)}{dt} = \frac{d(K.E.)}{dt}$$

$$\lim_{dt \rightarrow 0} \frac{\Delta(p.E.)}{at} = \frac{d(p.E.)}{dt}$$

ดังนั้นจะได้กูห้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์ในรูปสมการเชิงอัตรา คือ

$$Q - W = \frac{dU}{dt} + \frac{d(K.E.)}{dt} + \frac{d(p.E.)}{dt} \quad \dots \dots \dots (4.22)$$

หรือจากสมการ (4.16) จะได้

$$Q - W = \frac{dE}{dt} \quad \dots \dots \dots (4.23)$$

ตัวอย่าง ในระหว่างการชาร์จแบตเตอรี่ เมื่อใช้กระแสไฟฟ้า 20 A. ความต่างศักย์ไฟฟ้า 12.5 V. และอัตราของการถ่ายเทความร้อนออกจากแบตเตอรี่เป็น 10 W. จงหาอัตราการเพิ่มของพลังงานภายในของแบตเตอรี่ วิธีที่ 1 เมื่อไม่มีการเปลี่ยนแปลงของพลังงานจนแล้วพลังงานตัวก็สมการ (4.22) จะเหลือ

$$Q - W = \frac{dU}{dt}$$

โดยที่ $W = -\delta i$
 $= -(20)(12.5)$
 $= -250 \text{ Watts}$

ดังนั้น $\frac{dU}{dt} = (-10) - (-250)$
 $= 240 \text{ J/s}$

อัตราการเพิ่มของพลังงานภายในของแบตเตอรี่เท่ากับ 240 จูลต่อวินาที

4.2 ความร้อนจ้าเพาช (Specific heat)

ความร้อนจ้าเพาชหมายถึงปริมาณความร้อนที่ทำให้สารหนึ่งหน่วยน้ำหนักมีอุณหภูมิเปลี่ยนแปลงหนึ่งองศา

4.2.1 หน่วยของความร้อนจ้าเพาช

$$\text{ความร้อนจ้าเพาช} = \frac{\text{ปริมาณความร้อน}}{\text{น้ำหนัก} \times \text{อุณหภูมิเปลี่ยนแปลง}} \dots\dots (4.24)$$

ระบบอังกฤษ

ความร้อนจ้าเพาชมีหน่วยเป็น BTU/lb-R

ระบบเมตริก

ความร้อนจ้าเพาชมีหน่วยเป็น Cal/gm-K

ระบบ SI

ความร้อนจ้าเพาชมีหน่วยเป็น kj/kg.k

4.2.2 ชนิดของความร้อนจ้าเพาช

ความร้อนจ้าเพาชสามารถแบ่งออกได้เป็น 3 ชนิด คือ

4.2.2.1 ความร้อนจ้าเพาชทั่วไป ใช้สัญลักษณ์ C_p

4.2.2.2 ความร้อนจ้าเพาชเมื่อปริมาตรคงที่ ใช้สัญลักษณ์ C_v

4.2.2.3 ความร้อนจ้าเพาชเมื่อความความกดดันคงที่
ใช้สัญลักษณ์ C_p

4.2.3 ความร้อนจ้าเพาชของก๊าซ (Specific heat of gas)

ความร้อนจ้าเพาชของก๊าซหมายถึงปริมาณความร้อนที่ต้องให้ก๊าซ
มวล 1 หน่วยมีอุณหภูมิเปลี่ยนไป 1 องศา ความจ้าเพาชของก๊าซมี 2 ชนิดดังนี้

4.2.3.1 ความร้อนจ้าเพาชของก๊าซเมื่อปริมาตรคงที่
(Specific heat of gas at constant volume) C_v

4.2.3.2 ความร้อนจ้าเพาชของก๊าซเมื่อความกดดันคงที่
(Specific heat of gas at constant pressure) C_p

ความร้อนจ้าเพาชของก๊าซเมื่อความกดดันคงที่และเมื่อปริมาตรคงที่มี
ความสัมพันธ์กันดังต่อไปนี้

$$\frac{C_p}{C_v} = \gamma \quad \dots \dots \dots (4.25)$$

เมื่อ γ เป็นค่าคงที่และถือเป็นคุณสมบัติของก๊าซแต่ละชนิด
และ

$$C_p - C_v = R \quad \dots \dots \dots (4.26)$$

โดยที่ R เป็นค่าคงที่ของก๊าซ (Universal gas constant) ซึ่งมีหน่วยเป็น
 $\text{ft-lb/lb.R, kg-m/kg.K, Kcal/kg.K, cal/gm.K}$ และ cal/mole.K

ความร้อนจ้าเพาชแบบโมลาร์ของก๊าซ (Molar specific heat of
gas) ซึ่งสามารถแบ่งออกได้เป็น 2 ชนิดดังนี้

ความร้อนจ้าเพาชแบบโมลาร์ของก๊าซเมื่อปริมาตรคงที่ มีชื่อเรียกว่า
Molar specific heat of gas at constant volume ใช้สัญลักษณ์ C_v
และ

ความร้อนจ้าเพาบโนลาร์ของก๊าซ เมื่อความกดดันคงที่ มีชื่อเรียกว่า
Molar specific heat of gas at constant pressure ใช้สัญลักษณ์ C_p

พิจารณาสมการ (4.4) ก็ข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์ และจากสมการงาน
ที่กระทำกับระบบหรืองานที่ระบบทำได้

$$dQ = dU + dW$$

หรือ $dQ = dU + pdV \quad \dots \dots \dots (4.27)$

นิยามของความร้อนจ้าเพาบจากสมการ (3.20) ความร้อนจ้าเพาบท่อ 1 กรัมโนมเลกุล

$$C_v = \frac{1}{m} \left(\frac{dQ}{dT} \right)_V = \left(\frac{dQ}{dT} \right)_V$$

เมื่อบริมาตรคงที่

ความร้อนจ้าเพาบเมื่อบริมาตรคงที่งานเป็นศูนย์ ($pdv=0$) จะได้ดังนี้

$$C_v = \frac{1}{m} \left(\frac{dQ}{dT} \right)_V = \frac{1}{m} \left(\frac{dU}{dT} \right)_V = \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_V \dots \dots (4.28)$$

เมื่อความกดดันคงที่

ความร้อนจ้าเพาบเมื่อความกดดันคงที่สามารถพิจารณาได้ดังนี้

$$C_p = \frac{1}{m} \left(\frac{dQ}{dT} \right)_P = \dots \dots \dots (4.29)$$

อาศัยความสัมพันธ์ของแมกซ์เวล (Maxwell's relation) เมื่อ H
เป็นเอนthalpy (enthalpy) จะได้

$$H = U + pV \quad \dots \dots \dots (4.30)$$

ดังนี้

$$dH = dU + pdV \quad \dots \dots \dots (4.31)$$

โดยที่ความกดดัน p คงที่ ดังนั้นจากสมการ (4.27), (4.29) และ (4.31) จะได้

$$C_p = \frac{1}{m} \left(\frac{dQ}{dT} \right)_P = \frac{1}{m} \left(\frac{dH}{dT} \right)_P = \left(\frac{\partial h}{\partial T} \right)_P \dots \dots (4.32)$$

สมการ (4.28) และ (4.32) แสดงให้ทราบว่า C_v และ C_p
ของสารหนึ่ง ๆ จะเป็นคุณสมบัติทางอุณหพลศาสตร์ของสารนั้นและไม่ขึ้นอยู่กับ
กระบวนการการเลย

4.2.4 ความร้อนจ้าเพาช์สำหรับสารที่เป็นของแข็งหรือของเหลว (Specific heat of solid or liquid substance)

พิจารณาสารในเฟสของแข็งหรือของเหลว ซึ่งในเฟสตั้งกล้าว
เนื่องด้วยอุณหภูมิคงที่ การเปลี่ยนแปลงของความ
กดดันและปริมาตรจ้าเพาช์ของสารนั้น

จากสมการ (4.30) จะได้

$$\begin{aligned} dh &= dU + pdV + Vdp \\ \text{หรือ} \quad dh &= dU \end{aligned} \quad \dots \dots \dots \quad (4.33)$$

ซึ่งอาจกล่าวได้ว่า

$$dh = dU = CdT \quad \dots \dots \dots \quad (4.34)$$

เมื่อ C เป็นความร้อนจ้าเพาช์สำหรับสารที่เป็นของแข็งหรือของเหลว
(หรือเป็นค่าของความร้อนจ้าเพาช์ทั่วไป)

ถ้าสมมุติให้ C ในสมการ (4.34) มีค่าคงที่สำหรับกระบวนการหนึ่ง ๆ
และถ้าอนุทิเกตสมการ (4.34) จะได้

$$h_2 - h_1 = U_2 - U_1 = C(T_2 - T_1) \quad \dots \dots \dots \quad (4.35)$$

ในกระบวนการอื่น ๆ ซึ่งเรามิสามารถสมมุติให้ความร้อนจ้าเพาช์มีค่า
คงที่ได้ และถ้าความร้อนจ้าเพาช์ C เป็นพังค์ชันของอุณหภูมิของสาร จากสมการ
(4.34) จะได้

$$h_2 - h_1 = \int_{T_1}^{T_2} C(T) dT \quad \dots \dots \dots \quad (4.36)$$

ความร้อนจ้าเพาช์ก็ล้ำมาแล้วข้างต้นเป็นความร้อนจ้าเพาช์สำหรับสาร
อัดตัวได้เชิงเดียวโดยพิจารณาจากงาน $dU = pdV$ และได้มีการพัฒนาหาความร้อน
จ้าเพาช์สำหรับสารอื่น ๆ เมื่อค่านิจถึงงานสมดุลย์ควอไซซ์ (Quasi-staticaly) นั้น
สามารถแบ่งพิจารณาความร้อนจ้าเพาช์ออกเป็นความร้อนจ้าเพาช์ที่ การกระจัดคงที่
และความร้อนจ้าเพาช์ที่แรงขับคงที่หรือถ้าพิจารณาหาผลในทางแม่เหล็กนั้นจะแบ่ง
พิจารณาเป็นความร้อนจ้าเพาช์ที่มีโนเมนแม่เหล็กรวมคงที่ และความร้อนจ้าเพาช์ที่มี
ความเข้มสนำแม่เหล็กคงที่เป็นต้น

ตัวอย่าง จงคำนวณหาความร้อนจำเพาะโดยความกดดันคงที่ของไอน้ำที่ 0.5 Mpa และ 375°C

วิธีทำ จากสมการ (4.32) เมื่อความกดดันคงที่

$$C_p = \left(\frac{\partial h}{\partial T} \right)_P$$

และจากตารางในภาคผนวกจะได้ดังนี้

ที่ 0.5 Mpa และ 350°C ค่า $h = 3,167.7 \text{ kJ/kg}$
และ ที่ 0.5 Mpa และ 400°C ค่า $h = 3,271.9 \text{ kJ/kg}$
แทนค่าจะได้

$$C_p = \frac{(3,271.9) - (3,167.7)}{(400) - (350)} = \frac{104.2}{50}$$

$$C_p = 2.084 \text{ kJ/kg.K}$$

นั่นคือความร้อนจำเพาะเมื่อความกดดันคงที่ของไอน้ำที่ 0.5 Mpa และ 375°C เท่ากับ 2.084 kJ/kg.K

4.3 สมการพลังงาน (energy equation)

สภาวะของระบบขึ้นอยู่กับตัวแปรต่าง ๆ เช่น ความกดดัน p , ปริมาตร v และอุณหภูมิ T ของตัวกลาง ซึ่งเราอาจจะพิจารณาให้ตัวแปรสองตัวใด ๆ จากสามตัวเป็น ตัวแปรอิสระและให้ตัวแปรที่เหลือเป็นตัวแปรตาม และสมมุติว่าระบบที่กำลังพิจารณาเป็นระบบของก๊าซชนิดหนึ่ง เราสามารถที่จะพิจารณาพลังงานภายใน (U) ได้ตามฟังก์ชันของตัวแปรต่าง ๆ ดังนี้

1. เมื่อพลังงานภายใน(U) เป็นฟังก์ชันของ T และ V

$$U = f(T, V)$$

จะได้ว่า

$$dU = \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_V dT + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T dV \quad \dots \dots \dots (4.37)$$

และถ้ามีปริมาณความร้อน dU ในเส้นทางระบบหนึ่ง เช่น ระบบของก๊าซ อุ่นคติ และถ้าปริมาตรของสารตัวกลางเพิ่มขึ้น dV โดยมีความกดดัน p คงที่จากกฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์สมการ (4.27)

$$dQ = dU + p \cdot dV \quad \dots \dots \dots (4.38)$$

แทนค่า dU จากสมการ (4.37) ลงในสมการ (4.38) จะได้

$$dU = \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_V dT + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T dV + p \cdot dV$$

หรือ

$$dQ = \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_V dT + \left[\left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T + P \right] dV \quad \dots \dots \dots (4.39)$$

หากสมการ (4.39) ตัวชี้ dT จะได้

$$\frac{dQ}{dT} = \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_V + \left[P + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T \right] \frac{dV}{dT} \quad \dots \dots \dots (4.40)$$

สมการ (4.40) เป็นสมการที่ว่าปั๊กที่จะใช้กับระบบที่มีสารตัวกลางเป็นอะไร ก็ได้ที่เกิดกระบวนการการย้อนกลับได้ (reversible process)

สำหรับกระบวนการที่มีปริมาตรคงที่

สมมุติว่าระบบเป็นก๊าซอุ่นคติที่มี 1 กรัม-آنเลกูล (หรืออาจพิจารณา ว่ามีมวล 1 หน่วย ซึ่ง $dV=0$ ดังนั้น $\frac{dV}{dT} = 0$ และจากสมการ (4.28) จะได้ว่า

$$C_V = \left(\frac{dQ}{dT} \right)_V$$

ดังนี้จะได้

$$C_V = \left(\frac{dQ}{dT} \right)_V = \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_V \quad \dots \dots \dots (4.41)$$

จากสมการ (4.39) และ (4.41) จะได้

$$dQ = C_V dT + \left[P + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T \right] dV \quad \dots \dots \dots (4.42)$$

สมการ (4.42) เป็นสมการของกระบวนการรั้งแม้ว่าปริมาตรจะไม่คงที่
ตามของกระบวนการผันกลับของกฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์

สำหรับกระบวนการที่มีความกดดันคงที่

จากความสัมพันธ์ของสมการ (4.29) สำหรับก๊าซ 1 กรัม - โนเลกูล

$$C_p = \left(\frac{dQ}{dT} \right)_p$$

และจากสมการ (4.40) โดยมีความกดดัน p คงที่ จะได้

$$\left(\frac{dQ}{dT} \right)_p = \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_V + \left[p + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T \right] \left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_p$$

หรือ

$$C_p = C_v + \left[p + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T \right] \left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_p$$

ดังนั้น

$$C_p - C_v = \left[p + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T \right] \left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_p \dots\dots\dots (4.43)$$

จากการทดลองของวูล์ฟเรียกว่า การขยายตัวอย่างอิสระของก๊าซ
อุณหคิดพบว่าไม่มีงานและความร้อนแลกเปลี่ยนซึ่งกันและกันระหว่างระบบกับ^{สู่}
สิ่งแวดล้อม และก๊าซอุณหคิดเมื่อขยายตัวแบบอิสระแล้ว อุณหภูมิจะไม่เปลี่ยนแปลง
นั่นคือ เมื่อไม่มีงานและความร้อน

$$dQ = 0 \text{ และ } dw = 0$$

และจากกฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์ จะได้ว่า

$$dU = 0$$

และอาจเขียนได้ว่า

$$\left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T = 0$$

สมการ (4.43) จะกลายเป็น

$$C_2_p - C_v = p \left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_p \dots\dots\dots (4.44)$$

จากสมการสภาวะของกําช อุณหคติ 1 กรัม-โนเลกุล

$$PV = RT$$

ดังนั้น

$$P \left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_P = R$$

นำค่า $P \left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_P$ ไปแทนค่าลงในสมการ (4.44) จะได้

$$C_P - C_V = R \quad \dots \dots \dots (4.45)$$

สมการ (4.45) เมื่อนับกับสมการ (4.26) ที่กล่าวมาแล้วในตอนต้น และค่า C_P, C_V และ R จะต้องอยู่ในหน่วยเดียวกัน

สำหรับกระบวนการที่มีอุณหภูมิคงที่

เมื่อระบบเกิดกระบวนการอุณหภูมิคงที่หรือที่เรียกว่า กระบวนการไอโซเทอร์มัล (isothermal process) ซึ่ง $dT=0$ และจากสมการ (4.39)

$$dQ = \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_V dT + \left[P + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T \right] dV$$

เมื่อ $dT = 0$ จะได้ว่า

$$dQ_t = PdV_t + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T dV_t \quad \dots \dots \dots (4.46)$$

สมการ (4.46) แสดงว่าปริมาณความร้อน dQ_t ที่ให้กับระบบในการเกิดกระบวนการไอโซเทอร์มัล จะเปลี่ยนเป็นงานที่ระบบทำได้ $(PdV_t)_T$ ส่วนหนึ่งและอีกส่วนหนึ่งคือไปเพิ่มพลังงานภายในให้กับระบบ $\left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T dV_t$

สิ่งที่น่าสังเกตก็คือ ในทางอุณหพลศาสตร์จะไม่กล่าวถึงความร้อนจ้าเพาชของสารเมื่ออุณหภูมิคงที่ ถ้าสมมุติว่ามีความร้อนจ้าเพาชของสารเมื่ออุณหภูมิคงที่คือ C_t และเขียนได้ว่า

$$dQ_t = C_t \cdot dT \quad \dots \dots \dots (4.47)$$

ดังนั้น $C_v = +$ หรืออาจจะกล่าวได้ว่า เป็นค่าที่นิยามไม่ได้ ดูเหมือนกับว่าเนื่องระบบเกิดกระบวนการร้อยซีเทอร์มัลนั้น ระบบจะมีความร้อนจ้าเพาบมาก มากจนนบออกค่าไม่ได้ทั้งนี้ เพราะไม่ว่าจะมีความร้อนไหลเข้าสู่ระบบมากน้อยแค่ไหน อุณหภูมิของระบบจะไม่เปลี่ยนแปลงเลย

สำหรับกระบวนการที่มีความร้อนคงที่

เมื่อความร้อนคงที่คือกระบวนการที่ถือว่าไม่มีความร้อนไหลเข้าหรือออกจากระบบซึ่งเรียกว่า กระบวนการอหะเดียเบติก (adiabatic process) มี $dQ = 0$ และโดยกระบวนการนี้จะได้ค่าคงที่ค่าหนึ่งคือ เอนโทรปี (entropy) ใช้สัญลักษณ์ S

จากสมการ (4.39)

$$dQ = \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_V dT + \left[P + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T \right] dV$$

เมื่อ $dQ = 0$ จะได้

$$0 = C_v dT + \left[P + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T \right] dV$$

หรือ

$$C_v dT = - \left[P + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T \right] dV \quad \dots \dots \dots (4.48)$$

สมการ (4.48) แสดงความสัมพันธ์ระหว่างการเปลี่ยนแปลงค่าอุณหภูมิ (dT) การเปลี่ยนแปลงปริมาตร (dv) และการเปลี่ยนแปลงพลังงานภายในของระบบเมื่อเกิดกระบวนการอหะเดียเบติก

เมื่อหารสมการ (4.48) ด้วย dv จะได้ดังนี้

$$C_v \left(\frac{\partial T}{\partial V} \right)_S = - \left[P + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T \right] \quad \dots \dots \dots (4.49)$$

จากสมการ (4.49) เมื่อ $\left(\frac{\partial T}{\partial V} \right)_S$ แสดงว่าเมื่อเกิดกระบวนการอหะเดียเบติกนั้นค่าเอนโทรปี S ของระบบจะมีค่าคงที่

ความสัมพันธ์ต่างที่ได้มานี้เชื่อมให้อยู่ในเทอมของค่าสัมประสิทธิ์การขยายตัวตามบาร์ก ณ จะได้ดังต่อไปนี้

$$\text{จากนิยาม } \beta = \frac{1}{V} \left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_P$$

หรือ

$$\left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_P = \beta V$$

และจากสมการ (4.43)

$$C_P - C_V = \left[P + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T \right] \left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_P$$

แทนค่า β จะได้

$$P + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T = \frac{C_P - C_V}{\beta V}$$

หรือ

$$\left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T = \frac{C_P - C_V}{\beta V} - P \quad \dots \dots \dots (4.50)$$

ถ้าระบบเป็นแก๊สอุดมคติจะได้ว่า

$$\left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T = 0$$

ดังนั้นสมการ (4.50) จะกลายเป็น

$$C_P - C_V = P\beta V \quad \dots \dots \dots (4.51)$$

และจากสมการ (4.49)

$$C_V \left(\frac{\partial T}{\partial V} \right)_S = - \left[P + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_T \right]$$

$$C_V \left(\frac{\partial T}{\partial V} \right)_S = - \left[P + \frac{C_P - C_V}{\beta V} - P \right]$$

$$= \frac{C_V - C_P}{\beta V}$$

หรือ

$$\left(\frac{\partial T}{\partial V} \right)_S = \frac{C_V - C_P}{\beta V C_V} \quad \dots \dots \dots (4.52)$$

สมการ (4.52) นี้จะใช้เมื่อระบบเกิดกระบวนการอหะเดือเบติก

2. เมื่อพลังงานภายใน(U) เป็นฟังค์ชันของ T และ p

$$U = f(T, p)$$

$$dU = \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_P dT + \left(\frac{\partial U}{\partial P} \right)_T dp$$

และถ้า V เป็นฟังค์ชันของ T และ p จะได้

$$V = f(T, p)$$

$$dV = \left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_P dT + \left(\frac{\partial V}{\partial P} \right)_T dp$$

จากกฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์

$$dQ = dU + pdv$$

$$\text{ดังนั้น } dQ = \left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_P dT + \left(\frac{\partial U}{\partial P} \right)_T dp + p \left[\left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_P dT + \left(\frac{\partial V}{\partial P} \right)_T dp \right]$$

จัดรูปใหม่จะได้ดังนี้

$$dQ = \left[\left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_P + p \left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_P \right] dT + \left[\left(\frac{\partial U}{\partial P} \right)_T + p \left(\frac{\partial V}{\partial P} \right)_T \right] dp \dots (4.53)$$

จากสมการ (4.53) ถ้าพิจารณาด้วยกระบวนการต่าง ๆ โดยมีความกดดันคงที่, ปริมาตร, อุณหภูมิคงที่ และความร้อนคงที่ พิริ่อมทั้งใช้ในยามของค่า β และจะได้ผลดังนี้

$$\left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_P = C_P - P\beta V \quad \dots \dots \dots (4.54)$$

$$\left(\frac{\partial U}{\partial T} \right)_T = PV\kappa - \frac{\kappa}{\beta} (C_p - C_v) \dots\dots\dots (4.55)$$

$$dQ_T = \frac{\kappa}{\beta} (C_v - C_p) dP_T \dots\dots\dots (4.56)$$

$$\left(\frac{\partial T}{\partial P} \right)_S = \frac{\kappa(C_p - C_v)}{\beta C_p} \dots\dots\dots (4.57)$$

3. ถ้าพลังงานภายใน (U) เป็นฟังค์ชันของ p และ v

$$U = f(p, v)$$

$$dU = \left(\frac{\partial U}{\partial P} \right)_V dP + \left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_P dV$$

เมื่อใช้กฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์ และพิจารณากรอบงานการต่าง ๆ
ทั้ง 4 แบบจะได้ดังนี้

$$\left(\frac{\partial U}{\partial P} \right)_V = \frac{\kappa C_v}{\beta} \dots\dots\dots (4.58)$$

$$\left(\frac{\partial U}{\partial V} \right)_P = \frac{C_p}{\beta V} - P \dots\dots\dots (4.59)$$

$$dQ_T = \frac{C_v \kappa}{\beta} dP_T + \frac{C_p}{\beta V} dV_T \dots\dots\dots (4.60)$$

$$\left(\frac{\partial P}{\partial V} \right)_S = \frac{C_p}{\kappa V C_v} \dots\dots\dots (4.61)$$

ซึ่งเราจะได้มาเช่นเดอริเวทีฟของพลังงานภายในตามรูปแบบต่าง ๆ
ในรูปของ C_p, C_v, β และ κ

4.4 กฎข้อที่สองทางอุณหพลศาสตร์ (The second law of Thermodynamics)

โดยปกติเครื่องยนต์ที่ทำงานโดยใช้พลังงานความร้อน (heat engine) นั้นไม่สามารถที่จะเปลี่ยนพลังงานความร้อนที่เกิดจากการเผาไหม้ของเชื้อเพลิงให้เป็นงานได้ทั้งหมด จะต้องมีความร้อนส่วนหนึ่งส่งถ่ายออกมานเป็นไออกซิเจน หรือในการส่งถ่ายพลังงานความร้อนโดยทั่ว ๆ ไปจะไม่มีความร้อนใดที่สามารถถ่ายเทจากวัตถุที่มีอุณหภูมิต่ำไปยังวัตถุที่มีอุณหภูมิสูงกว่าได้ ยกเว้นในระบบทำความเย็น ซึ่งสามารถทำงานโดยการถ่ายเทความร้อนจากแหล่งที่มีอุณหภูมิต่ำกว่าไปสู่แหล่งที่มีอุณหภูมิสูงกว่า แต่ระบบทำความเย็นดังกล่าวก็ไม่สามารถทำงานตามลำพังได้จึงเป็นจะต้องมีพลังงานภายนอก (พลังงานไฟฟ้า) ป้อนเข้าไปในระบบทำความเย็นเสมอ

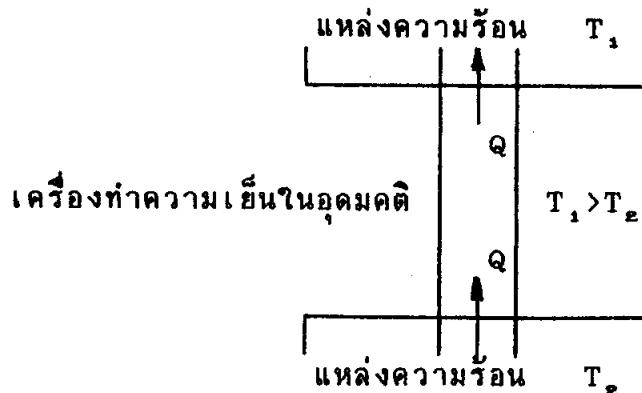
จากตัวอย่างดังกล่าวการทำงานของระบบก็ถือว่าไม่ผิดไปจากกฎการอนุรักษ์พลังงาน หรือผิดกฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์เลย แต่การนำกฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์ไปอธิบายปรากฏการณ์หรืออธิบายกระบวนการต่าง ๆ จึงไม่เป็นการเพียงพอ จึงจำเป็นต้องมีกฎใหม่เกิดขึ้นทั้งนี้กฎใหม่นี้จึงถูกเรียกว่าเป็น กฎข้อที่สองทางอุณหพลศาสตร์

4.4.1 กฎข้อที่สองและกระบวนการทางอุณหพลศาสตร์

กฎข้อที่สองทางอุณหพลศาสตร์เป็นกฎที่ใช้พิจารณาการทำงานของกลุ่มกรณ์ต่าง ๆ ซึ่งมีผู้กล่าวไว้ว่าอยคนด้วยกัน แต่ที่สำคัญและถูกนำไปใช้ประโยชน์มากที่สุดก็คือ ค่ากล่าวของคลอเชียส (Clausius Statement) และ ค่ากล่าวของเคลวิน-แพนค์ (Kelvin-Planck Statement) ซึ่งแต่ละค่ากล่าวมีรายละเอียดดังต่อไปนี้

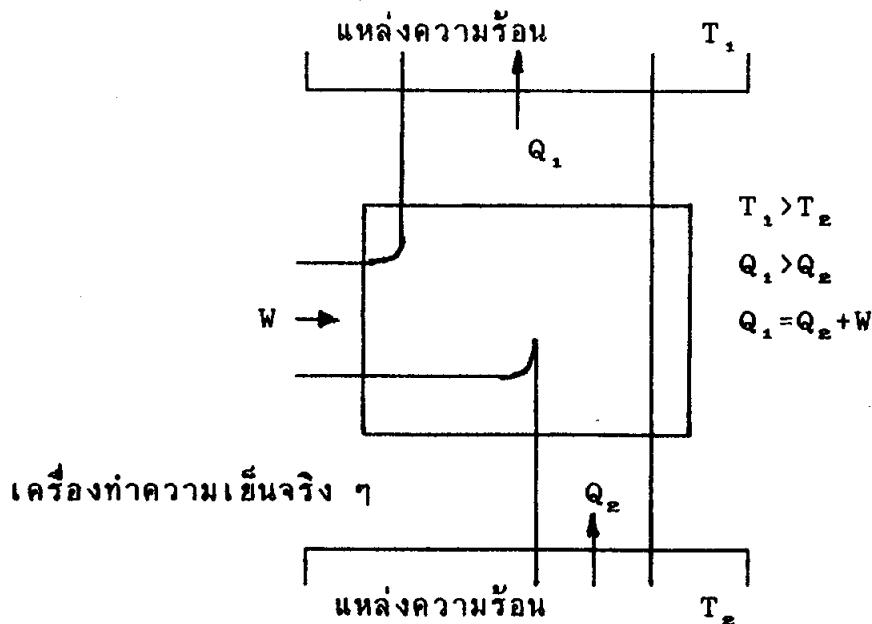
4.4.1.1 ค่ากล่าวของคลอเชียส (Clausius Statement)

รูดอล์ฟ คลอเชียส ได้กล่าวไว้ว่า "จะไม่มีระบบใด ๆ โดยเฉพาะเครื่องยนต์ที่จะดึงความร้อนจากแหล่งที่มีอุณหภูมิต่ำไปส่งถ่ายให้กับแหล่งที่มีอุณหภูมิสูงกว่า รวมทั้งน้ำมันพลังงานภายนอกป้อนเข้าไปในระบบหรือเครื่องยนต์นั้นเลย" เครื่องยนต์ที่ไม่เป็นไปตามค่ากล่าวนี้แสดงไว้ในรูปที่ 4.2



รูปที่ 4.2 แสดงการทำงานของเครื่องท่าความเย็นในอุตสาหกรรม

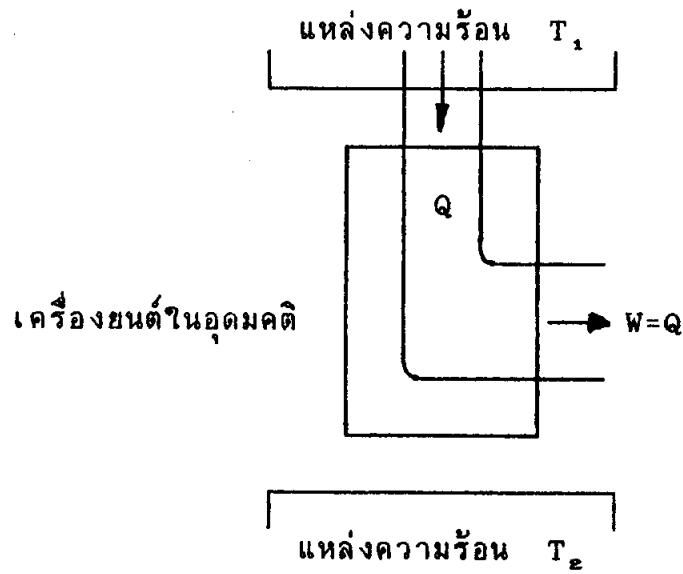
ตามความหมายของคลอเซย์สันจะไม่มีระบบหรือเครื่องยนต์ใดที่จะทำงานได้ดังรูปคือดึงความร้อนจากแหล่งอุณหภูมิต่ำไปมอบให้กับแหล่งที่มีอุณหภูมิสูง โดยไม่มีพลังงานภายนอกป้อนให้กับระบบหรือเครื่องยนต์เลย แต่สำหรับในโรงงานท่าน้ำแข็ง, ห้องเย็นหรือตู้เย็นนั้น เป็นระบบที่ดึงความร้อนจากแหล่งที่มีอุณหภูมิต่ำ (ภายในระบบท่าความเย็น) ไปมอบให้กับบรรจุภัณฑ์ภายนอก ซึ่งมีอุณหภูมิสูงกว่าได้ แต่ต้องมีพลังงานภายนอกป้อนเข้าไปในระบบ เช่น พลังงานไฟฟ้า เป็นต้น ซึ่งอาจจะแทนได้ด้วยรูปที่ 4.3



รูปที่ 4.3 แสดงการทำงานของเครื่องท่าความเย็นจริง

4.4.1.2 ค่ากล่าวของเคลวิน-แพลนค์ (Kelvin-Planck Statement)

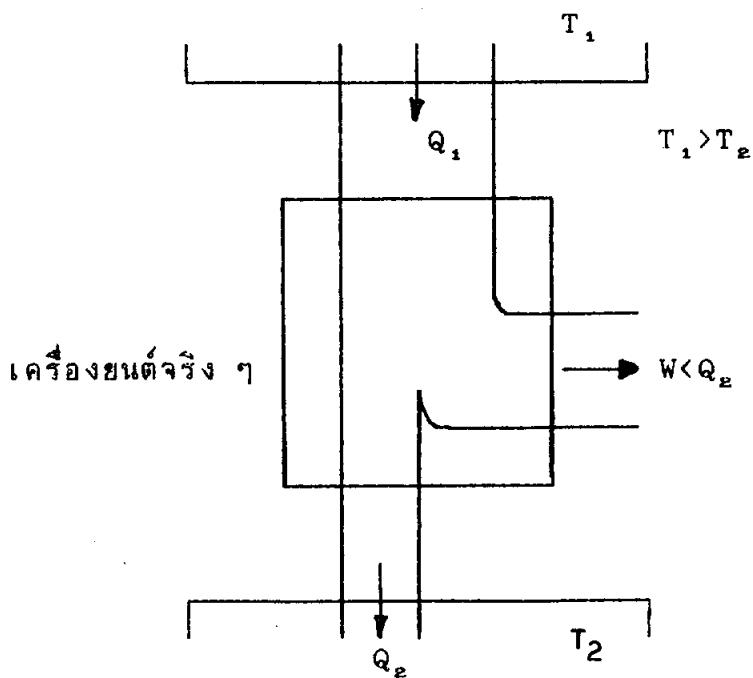
อลร์ด เคลวินและแมกซ์แพลนค์ ได้กล่าวไว้ว่า "ไม่มีระบบใด ๆ เป็นเครื่องยนต์โดยเฉพาะเครื่องยนต์ที่สามารถดึงความร้อน ปริมาณหนึ่งจากแหล่งหนึ่งแล้วเปลี่ยนไปเป็นงานได้ทั้งหมด" เครื่องยนต์ในอุดมคติที่ไม่เป็นไปตามค่ากล่าวนี้อาจแสดงด้วยรูปที่ 4.4



รูปที่ 4.4 แสดงการทำงานของเครื่องยนต์ในอุดมคติ

พิจารณาจากรูปที่ 4.4 เมื่อ T_1 และ T_2 เป็นแหล่งความร้อนที่มีอุณหภูมิต่างกัน คือ T_1 มากกว่า T_2 ซึ่ง T_1 อ่าจะหมายถึงกระบวนการอกรสูบของเครื่องยนต์ที่จะทำให้เชื้อเพลิงถูกจุดระเบิด และ T_2 คือบรรยากาศภายนอก Q เป็นปริมาณความร้อนที่เครื่องยนต์ทำให้เกิดขึ้นในการกระบวนการอกรสูบแล้วนำมาเปลี่ยนเป็นงาน (W) ทั้งหมดโดยเครื่องยนต์ (สีเหลืองจัดรูป) และจะได้ว่า $W = Q$

ตามความหมายของเคลวิน-แพลนค์แล้ว จะไม่สามารถสร้างเครื่องยนต์ชนิดนี้ได้เลย คือเครื่องยนต์ที่ต้องความร้อนมาจากแหล่งความร้อนเพียงแหล่งเดียวแล้วนำมาเปลี่ยนเป็นงานได้ทั้งหมด ไม่มีพลังงานส่วนเกินส่งถ่ายให้กับแหล่งความร้อนอีกแหล่งหนึ่งเลยเครื่องยนต์จริง ๆ นั้นควรจะเป็นดังรูปที่ 4.5



รูปที่ 4.5 แสดงการทำงานของเครื่องยนต์จัริง ๆ

จากรูปที่ 4.5 เครื่องยนต์จะต้องทำงานอยู่ระหว่างแหล่งความร้อนสองแหล่ง T_1 และ T_2 ($T_1 > T_2$) โดยดึงความร้อน Q_1 (จากการดูดรูปเปิดในลูกสูบ T_1) นำมาเปลี่ยนงาน W โดยตัวเครื่องยนต์ (รูปสี่เหลี่ยมจัตุรัส) ได้ส่วนหนึ่ง ($W < Q_1$) และอีks่วนหนึ่งคือ Q_2 เหลือออกมานี้รูปไปเสียส่งถ่ายให้แหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_2 (บรรยายภาษาไทย)

กฤษที่สองทางอุณหพลศาสตร์ตามความหมายของเคลวิน-แพลงค์นี้ยังหมายความว่า ไม่มีแหล่งความร้อนใดที่จะมีอุณหภูมิศูนย์องศาสมบูรณ์ เพราะถ้ามีแหล่งความร้อนอุณหภูมิศูนย์องศาสมบูรณ์ (0°K) ได้ก็จะมีเครื่องยนต์ชนิดที่ทำงานโดยดึงความร้อนจากแหล่งความร้อนแหล่งหนึ่งซึ่งมีอุณหภูมิสูงกว่าศูนย์องศาสมบูรณ์เพียงแหล่งเดียว แล้วเปลี่ยนเป็นงานได้ทั้งหมด หรือถ้ามีแหล่งความร้อนที่มีอุณหภูมิต่ำกว่าศูนย์องศาสมบูรณ์ก็ เหมือนกับไม่มีแหล่งความร้อน ดังนั้นจึงด้านกับกฤษที่สองทางอุณหพลศาสตร์ตามความหมายของเคลวิน-แพลงค์

นอกจากนี้ยังต้องสังเกตให้อีกว่า เครื่องยนต์ใด ๆ ก็ตามจะทำงานได้ระหว่างแหล่งความร้อนสองแหล่งที่มีอุณหภูมิต่างกันเท่านั้น จะไม่มีเครื่องยนต์ใดก็จะทำงานระหว่างแหล่งความร้อนสองแหล่งที่มีอุณหภูมิเท่ากันเลย

เครื่องชนต์หรือเครื่องจักรที่ทำงานเป็นวัฏจักรโดยรับความร้อนจากแหล่งอุณหภูมิเดียว แล้วเปลี่ยนไปเป็นงานทั้งหมด เรียกว่า เครื่องจักรเดลีอนท์ไม่มีหยุดชั่นดักสอง (perpetual motion machine of the second kind)

กฎข้อที่สองทางอุณหพลศาสตร์นยกจากความหมายของคลอเชียสและเคลวิน-แพลงค์แล้ว ยังมีผู้กล่าวไว้หลาย ๆ อายุ่งเป็นต้นว่า

"กระบวนการใด ๆ ตามธรรมชาติที่จะเกิดขึ้นในระบบอิสระ (Isolated system) นั้น ถ้าหากเอนโทรปี (entropy) ของระบบดังกล่าวต้องลดลงกระบวนการนั้นก็จะไม่เกิดขึ้น จะเกิดกระบวนการในการในระบบเข่นี้ได้ก็ต่อเมื่อ เอนโทรปี (entropy) ของระบบคงที่หรือเพิ่มขึ้นเท่านั้น" ซึ่งถือเป็นกฎข้อที่สองที่กล่าวไว้ในเรื่องของเอนโทรปี (entropy) ของระบบ นอกจานั้นอาจจะกล่าวเพิ่มเติมได้อีกว่า

"ถ้าระบบอิสระใด ๆ มีเอนโทรปีสูงสุดแล้ว ก็จะไม่เกิดกระบวนการใด ๆ ขึ้นอีกกับระบบนั้น" หรือกล่าวอีกว่า "ระบบอิสระนั้นจะอยู่ที่สมดุลย์ (equilibrium) ทั้งนี้ เพราะเมื่อเอนโทรปีมีค่าสูงสุดแล้ว ถ้าเกิดการเปลี่ยนแปลงหรือกระบวนการใด ๆ ขึ้นอีกเอนโทรปีก็จะมีค่าลดลงได้อีกเดียวเท่านั้น" ซึ่งก็จะด้านกับกฎข้อที่สองทางอุณหพลศาสตร์ดังกล่าว

"ในมีเครื่องชนต์ใดที่จะมีประสิทธิภาพในการทำงานได้ 100%"

"กระบวนการในธรรมชาตินำงอย่างที่เกิดขึ้นได้เอง (Spontaneous process) ย่อมไม่สามารถเกิดกระบวนการข้อนกลับได"

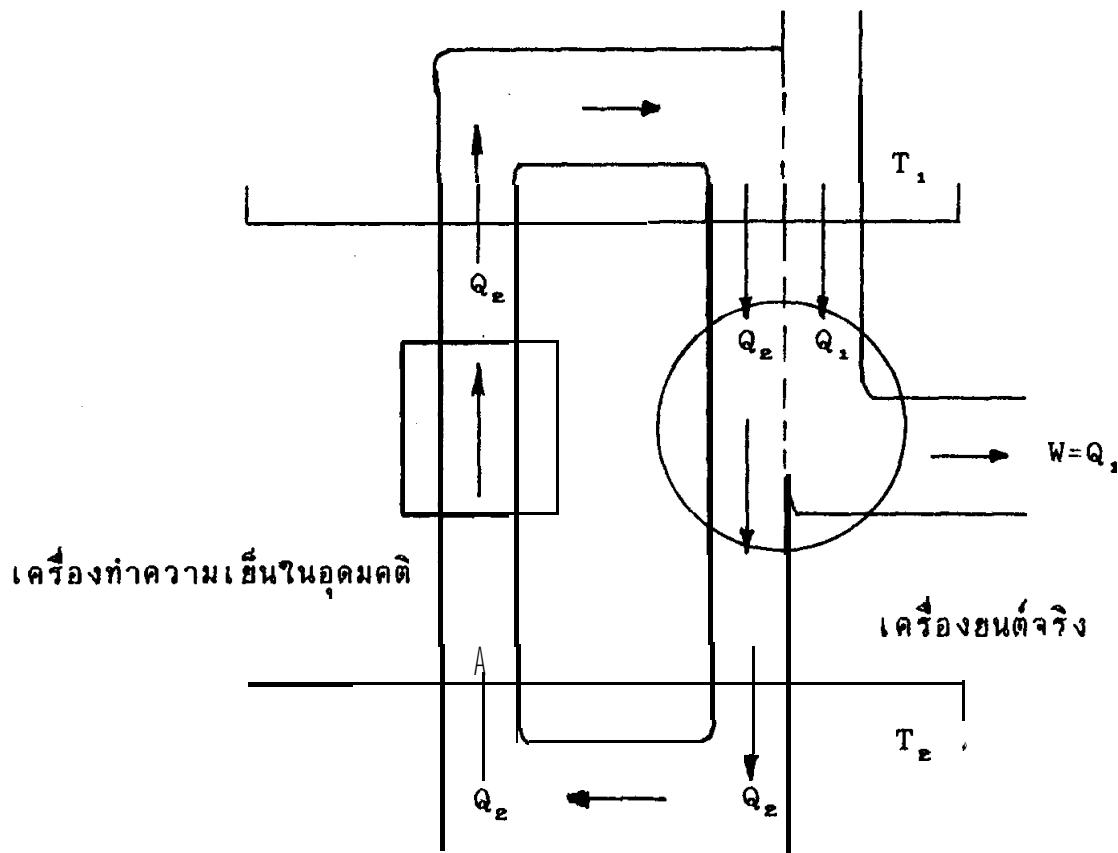
"ในกระบวนการที่เป็นกระบวนการข้อนกลับได (reversible process) ค่าของเอนโทรปีของระบบและสิ่งแวดล้อมมีค่าคงที่ ส่วนในกระบวนการแบบข้อนกลับไม่ได (irreversible process) ค่าของเอนโทรปีของระบบย่อมเพิ่มขึ้น"

"ในระบบอิสระ (isolated system) จะไม่มีกระบวนการใดที่ทำให้เอนโทรปี (entropy) ของระบบลดลงเลย"

"ทุก ๆ กระบวนการที่เกิดขึ้นในระบบอิสระ เอนโทรปีอาจจะเพิ่มขึ้นหรืออาจจะคงที่"

กฎข้อที่สองทางอุณหพลศาสตร์ตามความหมายของคลอเชียสและเคลวิน-แพลงค์นยกจากมีความสำคัญและมีผลในการนำมารื้นหักในการสร้างเครื่องชนต์ และเครื่องทำความเย็นแล้ว กฎข้อที่สองตามความหมายของทั้ง 2 คนยังมีความสมนัย (equivalence) กันด้วย

สมมุติว่าถ้าเราสร้างระบบทำความเย็นที่สามารถดึงความร้อนจากแหล่งที่มีอุณหภูมิต่ำส่งถ่ายให้กับแหล่งที่มีอุณหภูมิสูง (T_1) และไม่จำเป็นต้องอาศัยพลังงานจากภายนอกเข้าช่วย ซึ่งถือเป็นระบบทำความเย็นในอุดมคติและถือว่าเป็นวิธีที่คัดค้านค่ากล่าวของคลอเชียส แล้วน่าระบบทำความเย็นในอุดมคติดังกล่าวไปต่อ กับเครื่องยนต์จริงให้เป็นระบบเดียวกันทำงานอยู่ระหว่างแหล่งความร้อนคู่เดียวกันได้ดังรูปที่ 4.6



รูปที่ 4.6 แสดงความสมมติของสองเครื่องยนต์

สมมุติว่าระบบทำความเย็นในอุดมคติถ้าทำงานตามลักษณะดังความร้อน Q_2 จากแหล่งอุณหภูมิต่ำ T_2 ไปมอบให้กับแหล่งความร้อนอุณหภูมิสูง T_1 และเครื่องยนต์จริงถ้าทำงานตามลักษณะดังความร้อน Q_2 ออกจากแหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_1 และ T_2 คู่เดียวกัน จะดึงความร้อนจากแหล่งความร้อน T_1 มา $Q_1 + Q_2$ นำมาเปลี่ยนเป็นงาน $W = Q_1$ และส่งถ่ายความร้อน Q_2 ให้กับแหล่งความร้อนอุณหภูมิต่ำ T_2

ถ้านำเครื่องชนต์ทิ้งสองต่อเข้าเป็นระบบเดียวกันดังรูปที่ 4.6 อาจวิเคราะห์ได้ดังนี้

ก่อนต่อ กัน

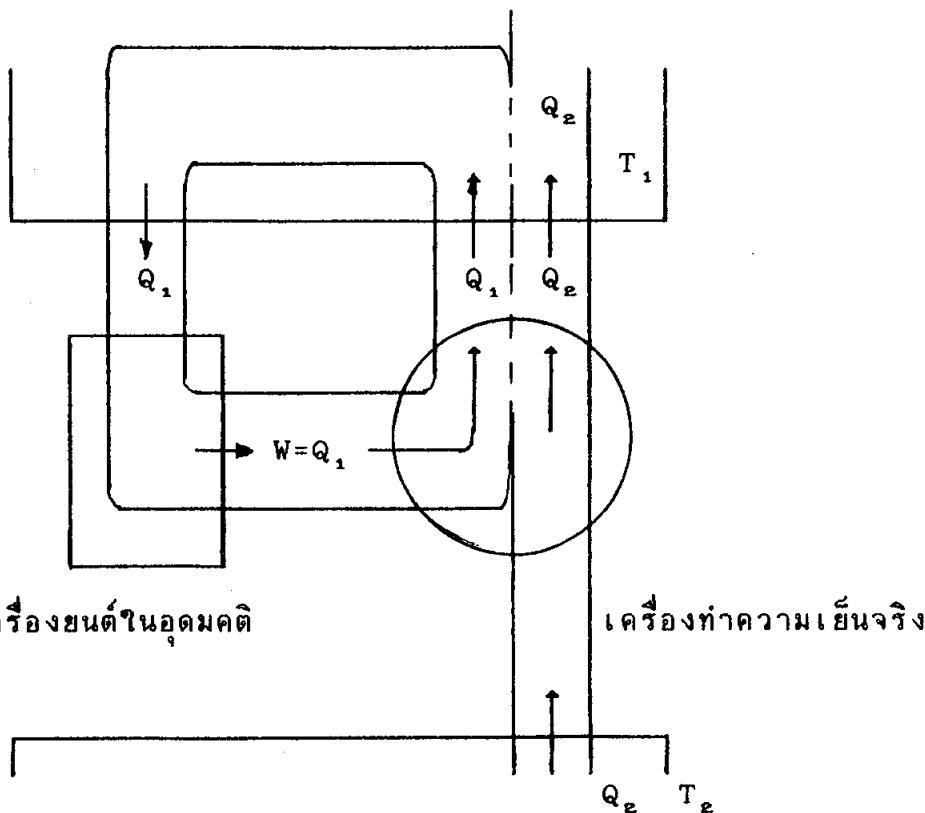
เมื่อคิดการทำงานครบทั้งระบบของเครื่องชนต์จริง แหล่งความร้อนอุณหภูมิสูง T_1 จะถูกดึงความร้อนโดยเครื่องชนต์จริงตามลำพัง $Q_1 + Q_2$ และเปลี่ยนไปเป็นงาน $W = Q_1$ แหล่งความร้อนอุณหภูมิต่ำ T_2 ได้รับความร้อน Q_2

หลังการต่อ กัน

เมื่อคิดการทำงานหนึ่งรอบของระบบรวม แหล่งความร้อนอุณหภูมิสูง T_1 จะถูกถึงความร้อนมากจริง ๆ เพียง Q_1 เพราะว่ามี Q_2 จากระบบทำความเย็นในอุดมคติทุก ๆ หนึ่งรอบ แล้วนำมาเปลี่ยนไปเป็นงาน $W = Q_1$ แหล่งความร้อนอุณหภูมิต่ำ T_2 ได้รับความร้อน Q_2 และในหนึ่งรอบเดียวกับก็ถูกดึงความร้อนไป Q_2 ด้วย จึงไม่มีความร้อนลดเหลือเพิ่มเลย

สรุปแล้วก็เหมือนกับว่า เครื่องชนต์จริงนั้นดึงความร้อนจากแหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_1 มา Q_1 แล้วนำมาเปลี่ยนไปเป็นงาน W ทิ้งหมดโดยไม่มีความร้อนเหลือส่งค่ายให้กับแหล่งความร้อนอุณหภูมิต่ำ T_2 เลย ซึ่งก็กล้ายเป็นเครื่องชนต์ในอุดมคติไปด้วยและก็ค้านกับกฎข้อที่สองทางอุณหพลศาสตร์ตามความหมายของเคลวิน-แพลงค์ และเราอาจพิสูจน์ข้อนกลับได้อีกทางหนึ่งดังต่อไปนี้

สมมุติว่ามีระบบทำความเย็นจริงทำงานอยู่ระหว่างแหล่งความร้อนคู่หนึ่ง ซึ่งมีอุณหภูมิสูง T_1 และอุณหภูมิต่ำ T_2 และมีงาน $W = Q_1$ เข้าไปช่วยด้วยดังรูปที่ 4.7



รูปที่ 4.7 แสดงความสมมัยของเครื่องยนต์

เมื่อนำระบบทำความเย็นจริงมาต่อให้เป็นระบบเดียวกันกับเครื่องยนต์ในอุดมคติซึ่งถ้าให้เครื่องยนต์ในอุดมคตินี้ทำงานตามล้ำพังจะดึงความร้อนจากแหล่งความร้อน T_1 มาได้ Q_1 และนำมาระบายนี้เป็นงาน $W = Q_1$ ทั้งหมด ส่วนระบบทำความเย็นจริงนั้นเมื่อทำงานตามล้ำพังจะดูดกลืนความร้อน Q_2 จากแหล่งความร้อนอุณหภูมิต่ำ T_2 รวมกับงาน $W = Q_2$ ที่ต้องป้อนจากภายนอกเข้าไปในระบบทำความเย็น มีผลทำให้ระบบทำความเย็นจริงส่งถ่ายความร้อน $Q_1 + Q_2$ ให้กับแหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_1 ถ้านำมารวบเคราะห์ทั้งจะได้ดังนี้

ก่อนต่อ กัน

เนื่องด้วยการทำงานหนึ่งรอบของระบบทำความเย็นจริง แหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_1 ได้รับความร้อน $Q_1 + Q_2$ มีงานภายใต้ภาระนี้เป็นให้กับตู้เย็นจริง $W = Q_1$ แหล่งความร้อนอุณหภูมิต่ำ T_2 สูญเสียความร้อน Q_2

หลังต่อ กัน

เมื่อคิดการทำงานหนึ่งรอบของระบบบริรวม แหล่งความร้อนอุณหภูมิสูง T_1 ได้รับความ Q_2 และความร้อนอุณหภูมิต่ำ T_2 ถูกดึงความร้อนไป Q_2 งานภายนอกที่ป้อนเข้าสู่ระบบบริรวม $W = Q$

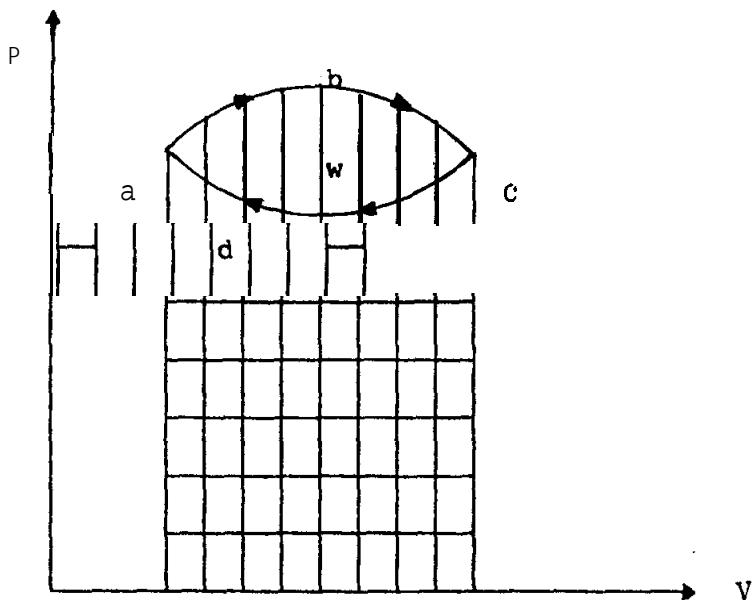
ดังนั้นระบบทำความเย็นจริงก็ทำงานเหมือนกับเป็นระบบทำความเย็นในอุดมคติที่สามารถดึงความร้อน Q_2 จากแหล่งความร้อนอุณหภูมิต่ำ T_2 แล้วนำไปมอบให้กับแหล่งความร้อนอุณหภูมิสูง T_1 โดยไม่ต้องมีงานภายนอกเข้าช่วยเหลือ จึงค้านกันกฎข้อที่สองทางอุณหพลศาสตร์ที่คลอเชียสได้กล่าวไว้

จะเห็นว่าค่าก้าวของคลอเชียสและเคลวิน-แพลงค์ ทางอุณหพลศาสตร์ทั้งสองข้อดังกล่าวออกจากจะเป็นเครื่องหมายความก้าวตาม แต่ก็มีความเท่าเทียมกัน (equivalence) เสมอ

เครื่องยนต์ข้อนกลับได้ (The reversible engine)

กระบวนการย้อนกลับได้ (reversible process) หมายถึงกระบวนการที่ระบบหนึ่ง ๆ เปลี่ยนแปลงจากสภาวะหนึ่งไปสู่อีกสภาวะหนึ่งและกระบวนการนั้นสามารถย้อนคืนสู่เดิมได้บนกระบวนการเดิมนั้นโดยไม่ทำให้ระบบหรือสิ่งแวดล้อมเปลี่ยนแปลง กระบวนการย้อนกลับได้ถือว่า เป็นกระบวนการทางอุดมคติที่สามารถบอกได้ถึงประสิทธิภาพทางความร้อนสูงสุดของเครื่องยนต์นอกเหนือไปจากค่าก้าวของเคลวิน-แพลงค์ที่ว่า เป็นไปไม่ได้ที่จะสร้างเครื่องยนต์ความร้อนหนึ่ง ๆ ให้มีประสิทธิภาพทางความร้อนได้ถึง 100%

พิจารณากระบวนการย้อนกลับได้ของระบบหนึ่งภายใต้กระบวนการของความสัมพันธ์ของความกดดัน P และปริมาตร V ดังรูปที่ 4.8



รูปที่ 4.8 แสดงงานของระบบการข้อนกลับได้

จากที่กล่าวมาแล้วว่า พื้นที่ใต้กราฟของกราฟ P-V นั้นคืองาน (W) นั่นเองจะพิจารณากระบวนการข้อนกลับได้ a b c d a โดยแบ่งเป็นกระบวนการย้อนดังนี้ ตอนแรกระบบท้ายตัวจากสภาวะ a ไปตามหัวลูกศรผ่านสภาวะ b และสภาวะ c หลังจากนั้นระบบก็หันตัวกลับมาข้างสภาวะ d และจะหันตัวกลับมาข้างสภาวะ a เริ่มต้นตลอดกระบวนการนี้ เรียกว่า กระบวนการครบรอบแบบข้อนกลับได้ (reversible cycle process)

ในระหว่างที่ระบบขยายตัวช่วง abc นั้น ระบบจะทำงานได้ W_1 (พื้นที่ใต้กราฟ P-V) ซึ่งมีค่าเป็นบวก (+) และเมื่อระบบหดตัวในช่วง c d a นั้นจะมีงาน W_2 จากภายนอกจะทำกับระบบ ซึ่งจะมีค่าเป็นลบ (-) กล่าวโดยสรุปเกี่ยวกับ

"เมื่อเกิดกระบวนการจักรครบรอบระบบจะทำงานได้ $W = W_1 - W_2$ จึงเป็นพื้นที่ใต้กราฟที่ล้อมรอบด้วย เส้นรอบวง a b c d a นั่นเอง"

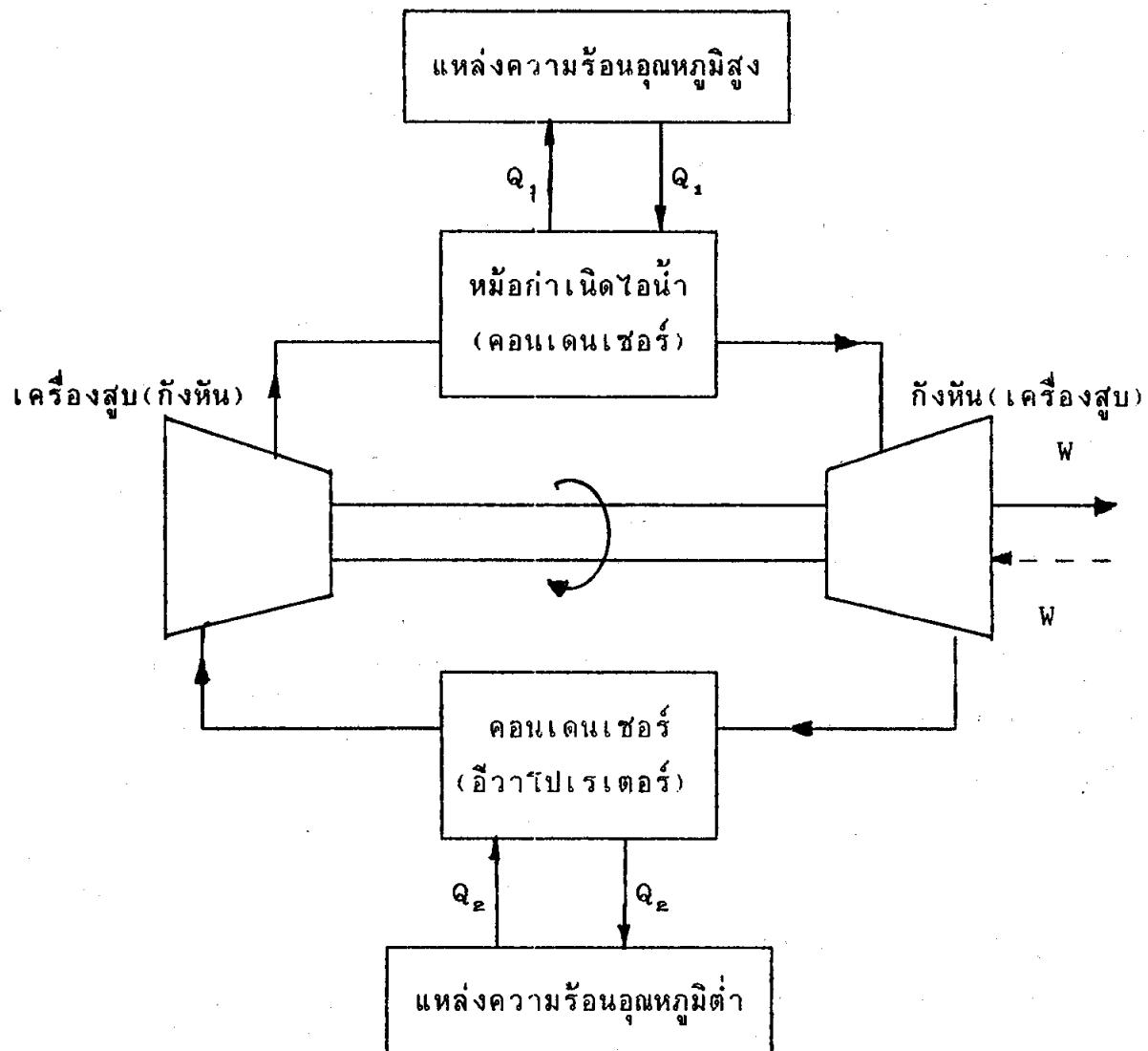
4.4.3 วัฏจักร卡諾 (Carnot Cycle)

โดยทั่วไปกลัจกรรมความร้อนหนึ่ง ๆ จะทำงานโดยมีประสิทธิภาพทางความร้อนต่ำกว่า 100% เช่น ถ้ามีว่ากลัจกรรมความร้อนได้ที่มีประสิทธิภาพทางความร้อนสูงสุด ในระหว่างแหล่งความร้อนที่มีอุณหภูมิคงที่คู่หนึ่ง ๆ นั้น กลัจกรรมความ

ร้อนที่ดำเนินวิญัจการซึ่งประกอบด้วยกระบวนการร้อนกลับได้ทั้งหมดและมีประสิทธิภาพทางความร้อนสูงสุดก็คือ กลัจกรรมความร้อนในวิญัจกรรมคาร์โนต์

วิญัจกรรมคาร์โนต์เป็นวิญัจกรที่เรียกตามชื่อของวิศวกรชาวฝรั่งเศส

Nicolas Leonard Sadi Carnot (ปี ค.ศ. 1796-1832) ผู้ซึ่งสร้างรากฐานของกฎข้อที่สองทางอุณหพลศาสตร์ไว้ในปี ค.ศ. 1824



รูปที่ 4.9 แสดงกลัจกรรมความร้อน(heat engine)ที่ดำเนินภายใต้วิญัจกรรมคาร์โนต์

พิจารณาจากรูป 4.9 ซึ่งเป็นร่องจักรพลังไออก้าแบบง่ายและสมมุติว่า ค่าเนินภายในได้รับจักรคราร์โนต์โดยมีสารทั่วไปเป็นสารบริสุทธิ์ซึ่งได้แก่ ไอ้น้ำ ความร้อนเนื่องถ่ายเทอกจากแหล่งความร้อนที่มีอุณหภูมิสูงไปสู่น้ำ (ไอ้น้ำ) ในหม้อก่อเนิด ไอ้น้ำ สมมุติให้อุณหภูมิของน้ำ (ไอ้น้ำ) ต่ำกว่าอุณหภูมิของแหล่งความร้อนน้อยยิ่ง ดังนั้นจึงถือได้ว่าเป็นกระบวนการร่ายเทความร้อนแบบข้อนกลับได้ ผลที่ตามมาอีก็คือ เนื่องจากอุณหภูมิของแหล่งความร้อนคงที่ นั่นคืออุณหภูมิของน้ำ (ไอ้น้ำ) นั่นคงที่ ดังนั้นกระบวนการแรก (การร่ายเทความร้อนสู่น้ำในหม้อก่อเนิดไอ้น้ำ) ภายใต้ วัฏจักรคราร์โนต์เป็น กระบวนการอุณหภูมิคงที่แบบข้อนกลับได้ (reversible isothermal process) ส่าหรับสารบริสุทธิ์ภายใต้กระบวนการอุณหภูมิคงที่หนึ่ง ๆ การเปลี่ยนแปลงของเฟสจากของเหลวเป็นไอจะอยู่ภายใต้ความกดดันคงที่ด้วยเช่นกัน

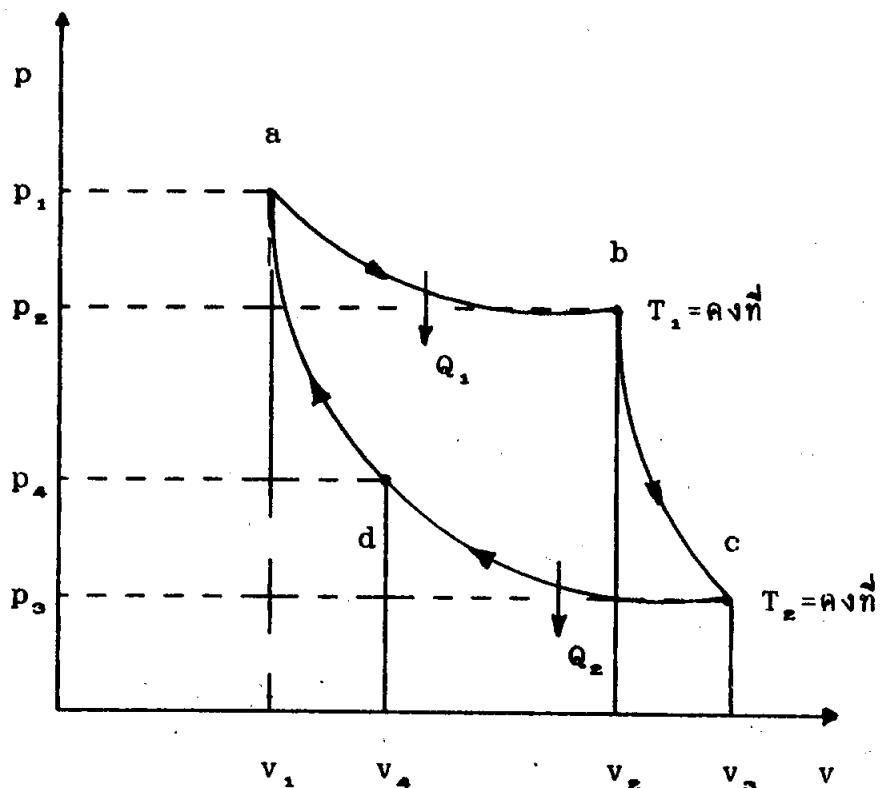
กระบวนการต่อไปนี้จะเกิดขึ้นในกังหันโดยปราศจากการร่ายเทความร้อน ระหว่างไอ้น้ำกับสิ่งแวดล้อม และเนื่องจากกระบวนการทั้งหมดภายใต้วัฏจักรคราร์โนต์ เป็นกระบวนการรักษ์ข้อนกลับได้ทั้งสิ้น จึงเรียกกระบวนการที่เกิดขึ้นในกังหันนี้เรียกว่า กระบวนการอչเติกแบบข้อนกลับได้ (reversible adiabatic process) และระหว่างนั้นอุณหภูมิของสารทั่วไปจะลดลงจากอุณหภูมิของแหล่งความร้อนที่มี อุณหภูมิสูงไปสู่อุณหภูมิของแหล่งความร้อนอุณหภูมิต่ำ

กระบวนการต่อไปอีกที่คือกระบวนการร่ายเทความร้อนจากสารทั่วไป ไปสู่แหล่งความร้อนอุณหภูมิต่ำ เนื่องจากอุณหภูมิของสารทั่วไปสูงกว่าอุณหภูมิของแหล่งความร้อนอุณหภูมิต่ำน้อยยิ่ง และระหว่างนั้นอุณหภูมิของสารทั่วไปคงที่ จึงเรียกกระบวนการนี้ว่า กระบวนการอุณหภูมิคงที่แบบข้อนกลับได้ ระหว่างดำเนินกระบวนการอุณหภูมิคงที่นั้นไอ้น้ำบางส่วนจะถูกควบแน่นกลาญเป็นน้ำ

กระบวนการสุดท้ายที่ทำให้วัฏจักรสมบูรณ์ก็คือ กระบวนการอչเติกแบบข้อนกลับได้ โดยจะอาศัยเครื่องสูบอัดสารทั่วไป (ในสภาพของเหลว) เข้าไปในหม้อก่อเนิดไอ้น้ำ จะทำให้อุณหภูมิของสารทั่วไปเพิ่มขึ้นจากอุณหภูมิต่ำไปเป็น อุณหภูมิสูง ในทางปฏิบัติแล้วถ้าสารทั่วไปเป็นไอ้น้ำหลังจากผ่านคอนเซอร์แลร์ จะควบแน่นเป็นของเหลวบางส่วนหรือควบแน่นไม่หมด บางส่วนยังคงเป็นไออยู่ซึ่งอาจเกิดปัญหากับเครื่องสูบนั้นได้

เนื่องจากวัฏจักรของกลไกความร้อนของเครื่อง暖สามารถข้อนกลับได้ตั้งนี้ทุก ๆ กระบวนการในวัฏจักรจึงสามารถข้อนกลับได้และในการนี้จะเป็นวัฏจักรการทำงานของเครื่องทำความเย็นซึ่งแสดงไว้ด้วยเส้นประ

วัฏจักรแบบเครื่อง暖ต่ออาจจะนำไปใช้กับระบบใด ๆ ในธรรมชาติได้ ระบบอาจจะเป็นของแข็ง ของเหลวหรือแก๊ส สมมุติว่าระบบที่พิจารณาเป็นแก๊สอุดมคติ กระบวนการในวัฏจักรสามารถพิจารณาได้ด้วย 4 กระบวนการแบบข้อนกลับได้เช่นเดียวกัน และสามารถเขียนแผนภาพของวัฏจักรแบบเครื่อง暖ในรูปแบบ P-V ได้ดังรูปที่ 4.10



รูปที่ 4.10 แสดงภาพของวัฏจักรเครื่อง暖ในรูปแบบ P-V

จากรูปที่ 4.10 สามารถแยกพิจารณากระบวนการต่าง ๆ ได้ดังนี้

กระบวนการที่ 1

เมื่อกําชชวยตัวกระบวนการการอุณหภูมิคงที่แบบข้อนกลับได้ (reversible isothermal process) เริ่มจากกระบวนการ a ไปยัง b ($a \rightarrow b$) ณ. สภาวะ a ระบบนำ้ไปสัมผัสกับแหล่งความร้อนที่อุณหภูมิสูง T_1 ณ. อุณหภูมินี้ทำให้เกิดการขยายตัวแบบข้อนกลับได้ จนระบบไปสู่สภาวะ b ในกระบวนการนี้ ความร้อน Q_1 จะไหลเข้าสู่ระบบ

กระบวนการที่ 2

กําชชวยตัวกระบวนการการอหดเดียบแบบข้อนกลับได้ (reversible adiabatic process) กระบวนการเริ่มจาก b ไปยัง c ($b \rightarrow c$) ณ. สภาวะ b จะปรากฏว่าระบบถูกกันตัวยั่งวนไม่ให้สัมผัสกับสิ่งแวดล้อม และจะมีการขยายตัวแบบข้อนกลับได้ที่มีความร้อนคงที่ (adiabatic) เกิดขึ้นจนระบบไปถึงสภาวะ c ในกระบวนการนี้ อุณหภูมิของระบบลดลงจาก T_1 เป็น T_2 ไม่มีความร้อนไหลเข้าสู่ระบบ

กระบวนการที่ 3

กําชถูกอัดด้วยกระบวนการการอุณหภูมิคงที่แบบข้อนกลับได้ โดยกระบวนการเริ่มจากสภาวะ c ไปยัง d ($c \rightarrow d$) กระบวนการนี้จะเหมือนกับกระบวนการ a ไปยัง b ($a \rightarrow b$) กล่าวคือ ระบบจะสัมผัสแหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_2 แล้วมีการเปลี่ยนแปลง หรือมีการอัดตัวแบบข้อนกลับได้ที่มีอุณหภูมิคงที่จากสภาวะ c จนถึงสภาวะ d ในกระบวนการนี้ ความร้อน Q_2 จะไหลออกจากระบบ

กระบวนการที่ 4

กําชถูกอัดด้วยกระบวนการการอหดเดียบแบบข้อนกลับได้ กระบวนการเริ่มจากสภาวะ d ไปยัง a ($d \rightarrow a$) ระบบจะถูกนำ้ไปสู่สภาวะเริ่มต้นคือสภาวะ a ซึ่งเป็นการอัดแบบข้อนกลับที่มีความร้อนคงที่ (adiabatic) โดยไม่มีความร้อนถ่ายเทเข้าออกจากระบบ

กล่าวโดยสรุป เมื่อกําชเกิดกระบวนการต่างๆ จนครบหนึ่งรอบ ระบบก็จะทำงานได้ พ ซึ่งการทำงาน (work done) เมื่อเกิดกระบวนการครบทุกหนึ่งรอบ โดยวิธีการแบบcar'ronตจะสามารถหาได้ดังต่อไปนี้

สมมุติว่ากําชอุดมด้วยพิจารณาเมียปริมาณเป็น 1 กิรัมโนมเลกูล

กระบวนการที่ 1 จากสภาวะ a ถึง b เป็นกระบวนการแบบอุณหภูมิคงที่ (isothermal) จากสมการ (2.16)

$$W_T = \int_1^2 W_z = RT \ln \frac{V_2}{V_1}$$

อุณหภูมิเมื่อคงที่ตามกระบวนการที่ 1 คือ T_1 ดังนั้นจะได้งาน (W_T) เป็นดังนี้

$$W_{T_1} = RT_1 \ln \frac{V_2}{V_1}$$

$$\text{ดังนั้น } W_{T_1} = \frac{\text{พันที่}}{\text{ตัวราก}} abV_1 V_2 \text{ ได้กราฟ. . . (4.62)}$$

กระบวนการที่ 2 จากสภาวะ b ถึง c เป็นกระบวนการแบบความร้อนคงที่ (adiabatic) จากสมการ (2.12)

$$\int_1^2 P \cdot dV$$

เมื่อระบบเกิดกระบวนการแบบความร้อนคงที่ จะได้ $PV^\gamma = K$ (ค่าคงที่) ดังนั้น

$$\int_2^3 \frac{K}{V^\gamma} dV$$

$$W_3 = \frac{P_3 V_3 - P_2 V_2}{1-\gamma} \quad \dots \dots \dots (4.63)$$

หรือ

$$W_3 = \left[\frac{T_1 - T_2}{x-1} \right] R \quad \dots \dots \dots (4.64)$$

ดังนั้น ${}_{\text{2}}W_{\text{3}} = \text{พันที่ } bcv_{\text{2}}V_{\text{3}} \text{ ให้กราฟ} \dots \dots (4.65)$

กระบวนการที่ 3 จากสภาวะ c ถึง d เป็นกระบวนการแบบอุณหภูมิคงที่ (isothermal) จากสมการ (2.16)

$$W_T = {}_{\text{1}}W_{\text{2}} = RT \ln \frac{V_{\text{2}}}{V_{\text{1}}}$$

เมื่ออุณหภูมิคงที่ตามกระบวนการที่ 3 คือ T_2 ดังนั้นจะได้งาน (W_T) ดังนี้

$$W_T = {}_{\text{3}}W_{\text{4}} = RT_2 \ln \frac{V_{\text{4}}}{V_{\text{3}}}$$

$$W_{T_2} = RT_2 \ln \frac{V_{\text{4}}}{V_{\text{3}}}$$

ดังนั้น $W_{T_2} = \text{พันที่ } dcv_{\text{3}}V_{\text{4}} \text{ ให้กราฟ} \dots \dots (4.66)$

กระบวนการที่ 4 จากภาวะ d ถึง a เป็นกระบวนการแบบความร้อนคงที่ (adiabatic) จากสมการ (2.12)

$${}_{\text{1}}W_{\text{2}} = \int_{1}^{2} P \cdot dV$$

และจากกระบวนการเมื่อความร้อนคงที่

$$pv^{\gamma} = K \text{ (ค่าคงที่)}$$

ดังนั้น

$${}_{\text{4}}W_{\text{1}} = \int_{V_{\text{4}}}^{V_{\text{1}}} \frac{K}{\frac{V}{V^{\gamma}}} dV$$

$$\text{หรือ } {}_4W_1 = \frac{1}{1-\gamma} [p_1 v_1 - p_4 v_4] \quad \dots \dots \dots (4.67)$$

$$\text{และ } {}_4W_1 = \frac{R}{1-\gamma} [T_1 - T_4] \quad \dots \dots \dots (4.68)$$

$$\text{หรือ } {}_4W_1 = -\frac{R}{\gamma-1} [T_1 - T_4] \quad \dots \dots \dots (4.69)$$

ดังนั้น ${}_4W_1 = \frac{\text{พน}_1}{\text{พน}_4} \text{adv}_1 v_4$ ใต้กราฟ \dots \dots (4.70)

จะเห็นว่า ${}_2W_3$ กับ ${}_4W_1$ มีขนาดเท่ากันดังสมการ (4.64) กับสมการ (4.69) และเป็นงานที่ระบบทำได้และที่ต้องทำให้กับระบบ ดังนั้นเมื่อรวมกันจึงมีค่าเป็นศูนย์

ดังนั้นงานทั้งหมด (Total work done) ที่ระบบมีวิธีจัดแบบเครื่อง์โดยมีสารตัวกลางเป็นแก๊สอุดมคติ ปริมาณ 1 กรัมในลักษณะเป็น

$$W = {}_1W_2 + {}_3W_4$$

$$W = RT_1 \ln \frac{V_2}{V_1} + RT_3 \ln \frac{V_4}{V_3} \quad \dots \dots \dots (4.71)$$

เนื่องจาก สภาวะ a และ d อยู่บนกราฟวนการที่เป็นแบบของเดียวเบติก หรือความร้อนคงที่เดียวกัน และจากสภาวะ b กับสภาวะ c ก็อยู่บนกราฟวนการแบบของเดียวเบติกเดียวกันด้วย

ดังนั้นจาก

$$pv^\gamma = K \text{ (ค่าคงที่)}$$

$$\text{และ } pv = RT$$

ดังนั้นจะได้

$$T_1 V_1^{\gamma-1} = T_2 V_2^{\gamma-1}$$

$$\frac{T_2}{T_1} = \left[\frac{V_1}{V_2} \right]^{\gamma-1} \quad \dots \dots \dots (4.72)$$

และจะได้

$$\begin{aligned} T_1 V_2^{\gamma-1} &= T_2 V_3^{\gamma-1} \\ \frac{T_2}{T_1} &= \left[\frac{V_2}{V_3} \right]^{\gamma-1} \end{aligned} \quad \dots \dots \dots (4.73)$$

จากสมการ (4.72) และ (4.73) จะได้

$$\frac{V_1}{V_2} = \frac{V_4}{V_3} \quad \dots \dots \dots (4.74)$$

จากสมการ (4.71) และ (4.74) จะได้

$$W = R(T_1 - T_2) \left[\ln \frac{V_2}{V_1} \right] \quad \dots \dots \dots (4.75)$$

เนื่องจากวัสดุจัดแบบคาร์บอนต์เป็นการเกิดกระบวนการครรภอบ ดังนั้น พลังงานภายในของระบบจึงคงที่ไม่เปลี่ยนแปลง

$$U_2 - U_1 = 0$$

จากสมการ (4.5) ก็ข้อกี่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์

$$Q = U_2 - U_1 + W$$

ดังนั้นจากการบวนการครรภอบแบบคาร์บอนต์ จะได้ว่า

$$W = Q_1 = Q_1 + Q_2 \quad \dots \dots \dots (4.76)$$

หรือ

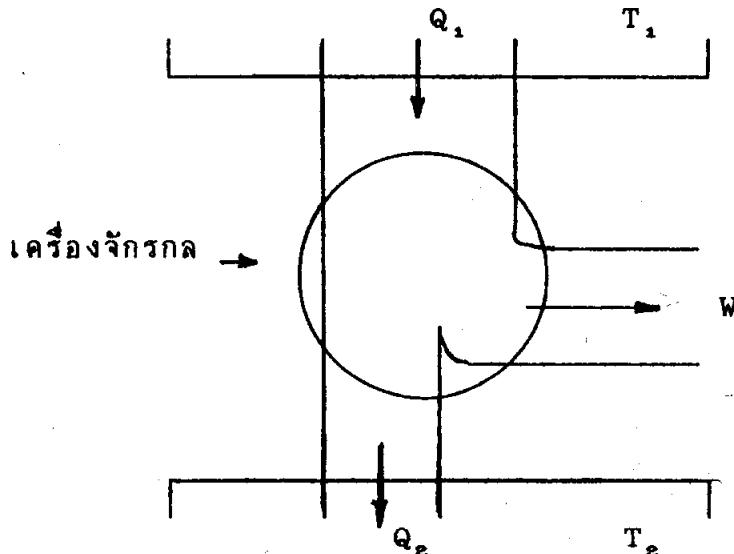
$$W = Q_1 - Q_2 \quad \dots \dots \dots (4.77)$$

เมื่อ Q_2 เป็นปริมาณความร้อนที่ถ่ายเทออกจากระบบ ซึ่งจะมีเครื่องหมายเป็นลบ (-)

จากสมการ (4.76) จะเห็นว่างานสุทธิจากระบมนี้ค่าเท่ากับพลารมของความร้อนที่ดูดจากแหล่งความร้อนที่อุณหภูมิสูงกับความร้อนที่ถ่ายเทให้แหล่งความร้อน อุณหภูมิต่ำ กระบวนการนี้เป็นแบบที่ปัจจุบันกลัจจารความร้อน (heat engine) ซึ่งจะได้ว่า ความร้อนจะถูกดูดจากแหล่งที่มีอุณหภูมิสูง ส่วนหนึ่งจะถูกนำไปเป็นงานกล และส่วนที่เหลือจะปล่อยออกไปเป็นความร้อนที่แหล่งอุณหภูมิต่ำกว่า

4.4.4 ประสิทธิภาพของกลไกความร้อน (Coefficient of heat engine)

พิจารณากลไกความร้อน(heat engine) ตามรูปที่ 4.11 ดังนี้



รูปที่ 4.11 แสดงกลไกความร้อน (heat engine)

พิจารณาจากรูป 4.11 ประกอบด้วยแหล่งความร้อนอุณหภูมิสูง (T_1) ซึ่งจะให้ความร้อน (Q_1) ไหลเข้าสู่เครื่องจักร ส่วนหนึ่งจะถูกใช้เป็นงานกล (W) และอีกส่วนหนึ่งจะถูกใช้เป็นความร้อน (Q_2) ซึ่งไหลเข้าสู่แหล่งความร้อนอุณหภูมิต่ำ (T_2)

ประสิทธิภาพของเครื่องกลจักรมีนิยามว่า เป็นอัตราส่วนระหว่างงานที่ระบบทำได้กับปริมาณความร้อนที่ดึงเข้ามาในระบบ

ถ้าให้ η เป็นประสิทธิภาพของเครื่องกลจักร จะได้

$$\eta = \frac{W}{Q_1}$$

จากสมการ (4.77) จะได้

$$\eta = \frac{Q_1 - Q_2}{Q_1}$$

$$\eta = 1 - \frac{Q_2}{Q_1} \quad \dots \dots \dots (4.78)$$

และจากสมการ (4.75)

$$W = R(T_1 - T_2) \left[\ln \frac{V_2}{V_1} \right]$$

$$Q_1 = RT_1 \ln \frac{V_2}{V_1}$$

และ

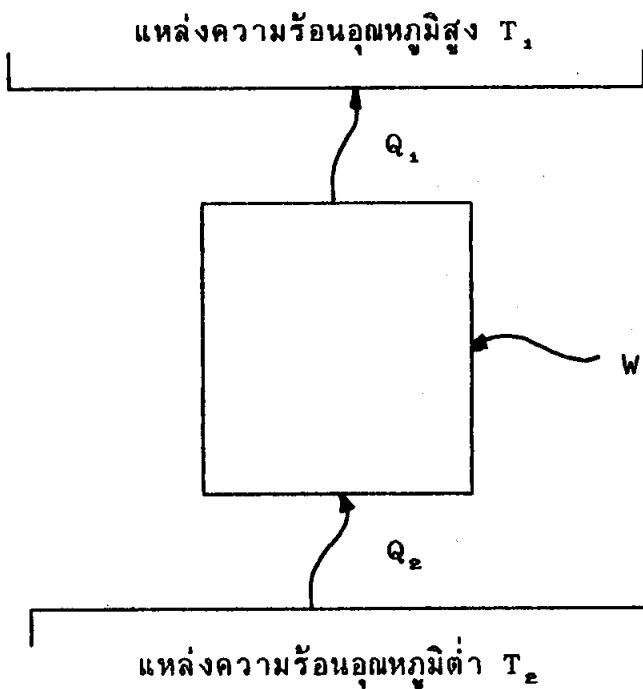
$$Q_2 = RT_2 \ln \frac{V_2}{V_1}$$

ในที่สุดจะได้ $\eta = \frac{T_1 - T_2}{T_1}$

$$\eta = 1 - \frac{T_2}{T_1} \quad \dots \dots \dots (4.79)$$

จากสมการ (4.79) จะเห็นว่า แม้แต่เครื่องกลจักรแบบคาร์บอนต์ ซึ่งเป็นเครื่องกลจักรในอุดมคติก็ยังมีประสิทธิภาพไม่ถึง 100 % ทั้งนี้ เพราะ T_2 จะน้อยกว่า 1 เสมอ มีผลทำให้ $\eta < 1$ ซึ่งเป็นไปตามกฎข้อที่สองทางอุณหพลศาสตร์ที่กล่าวไว้ว่าไม่มีเครื่องยนต์ใดที่มีประสิทธิภาพ 100% และที่สำคัญอีกอย่างคือ η ของเครื่องกลจักรของคาร์บอนต์จะมากกว่าเครื่องกลจักรจริงเสมอ ทั้งนี้ เพราะเครื่องกลจักรจริง ๆ นั้นยังสูญเสียความร้อนที่เกิดจากระบบ ด้วยจากการจุดระเบิดของเชื้อเพลิงเป็นไปในทางอื่นๆ เช่น เปลี่ยนไปเป็นงานเพื่อเอาชนะแรงเสียดทานในที่ต่าง ๆ ในเครื่องกลจักร ดังนั้น ค่า η ก็จะน้อยลงไปกว่าของเครื่องกลจักรของคาร์บอนต์

ลองพิจารณาเครื่องทำความเย็น (refrigerator) ดังรูปที่ 4.12



รูปที่ 4.12 แสดงการทำงานของเครื่องทำความเย็น (refrigerator)

หลักการทำงานของเครื่องทำความเย็นจะมีทิศส่วนทางกับการทำงานของเครื่องกลจักรความร้อน จากรูป 4.12 จะเห็นว่าเครื่องทำความเย็นจะมีความร้อน Q_2 ออกจากแหล่งอุณหภูมิต่ำ T_2 ไปหล่อเย็นระบบ และความร้อน Q_1 ไหลออกจากระบบไปสู่แหล่งอุณหภูมิสูง T_1 ขณะเดียวกันก็มีงาน (W) ที่ต้องทำให้กับระบบงานในวัสดุการนี้เป็นงานที่ต้องใช้ไฟกับเครื่องกลจักร (โดยมอเตอร์) ความร้อนจะถูกปั๊มออกจากแหล่งที่มีอุณหภูมิต่ำกว่า (ได้แก่ ภายในตู้เย็น) และความร้อนจะปล่อยออกที่อุณหภูมิสูง (คืออากาศภายนอกห้อง)

สัมประสิทธิ์ของเครื่องทำความเย็นมีนิยามว่า เป็นอัตราส่วนระหว่างความร้อนที่ดึงมาจากแหล่งความร้อนที่มีอุณหภูมิต่ำ Q_2 ต่องานภายนอกที่ป้อนเข้าไปในตู้เย็น ถ้าให้ cop หรือ E เป็นสัมประสิทธิ์ของเครื่องทำความเย็น

ดังนั้น

$$\text{cop หรือ } E = \frac{Q_e}{W}$$

เนื่องจากการทำงานครบรอบ พลังงานภายในของระบบจึงคงที่ไม่เปลี่ยนแปลงและงาน (-W) เป็นงานที่ต้องทำให้กับระบบ ดังนี้

$$\text{cop หรือ } E = \frac{Q_e}{-W} = \frac{Q_1}{Q_1 - Q_2} \quad \dots \dots \dots (4.80)$$

ซึ่ง cop หรือ E จะมีค่ามากกว่า 1 และค่า $\theta < 1$ เสมอ

สัมประสิทธิ์ของเครื่องทำความเย็นอาจแสดงให้อ่านในรูปของอุณหภูมิของแหล่งความร้อนที่มีอุณหภูมิ T_1 และ T_2 ดังนี้

$$\text{เนื่องจาก } Q_1 = RT_1 \ln \frac{V_2}{V_1} \quad \text{ตามสมการ (4.62)}$$

และจากสมการ (4.77) และ (4.75)

$$W = \theta_1 - \theta_2$$

$$\text{และ } W = R(T_1 - T_2) \left[\ln \frac{V_2}{V_1} \right]$$

$$\text{ดังนั้น } Q_2 = \theta_1 - W$$

$$Q_2 = RT_1 \ln \frac{V_2}{V_1} - \left[R(T_1 - T_2) \ln \frac{V_2}{V_1} \right]$$

$$Q_2 = RT_2 \ln \frac{V_2}{V_1}$$

จากสมการ (4.80) จะได้

$$\text{cop หรือ } E = \frac{Q_e}{\theta_1 - \theta_2} = \frac{RT_2 \ln V_1}{RT_1 \ln V_2 - RT_2 \ln V_2}$$

$$\text{cop หรือ } E = \frac{T_2}{T_1 - T_2} \quad \dots \dots \dots (4.81)$$

ตัวอย่าง จงหาประสิทธิภาพของเครื่องยนต์แบบคาร์บอนต์ที่ทำงานอยู่ระหว่างแหล่งความร้อนที่มีอุณหภูมิที่จุดน้ำเดือดและอุณหภูมิที่จุดน้ำแข็ง

วิธีทำ

$$\text{ที่จุดน้ำเดือด} \quad T_1 = 273 + 100 = 373^{\circ}\text{K}$$

$$\text{ที่จุดน้ำแข็ง} \quad T_2 = 273 + 0 = 273^{\circ}\text{K}$$

จากสมการ (4.79)

$$\eta = 1 - \frac{T_2}{T_1}$$

$$\eta = 1 - \frac{273}{373}$$

$$\text{หรือคิดเป็นเปอร์เซนต์ได้} \quad \eta = \frac{100}{737} \times 100$$

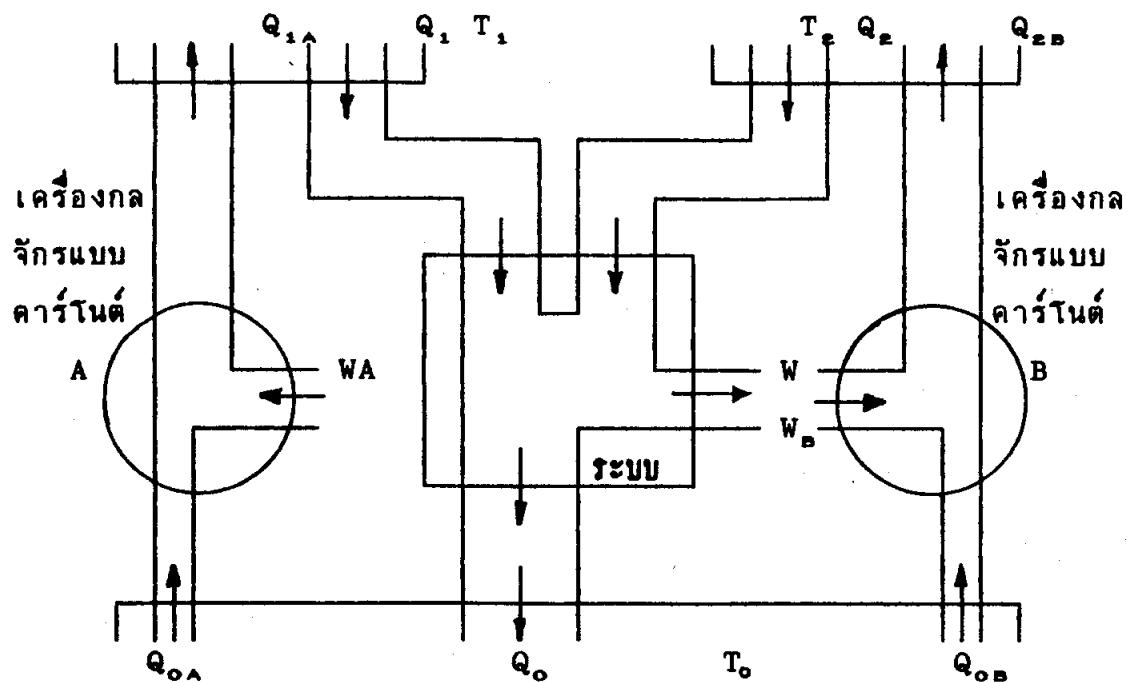
$$\eta = 26.81\%$$

ดังนั้น ประสิทธิภาพของเครื่องยนต์แบบคาร์บอนต์เท่ากับ 26.81%

4.5 เอ็นโทรปี (entropy)

4.5.1 อสมการของคลอเชียส (Inequality of Clausius)

เป็นความสัมพันธ์ของอุณหภูมิของแหล่งความร้อนต่าง ๆ กับปริมาณความร้อนที่ไหลเข้าหรือไหลออกจากแหล่งความร้อนเหล่านั้น ซึ่งสารทั่วไป เป็นกระบวนการรักษาจักรนิการแลกเปลี่ยนความร้อนกับแหล่งความร้อนเหล่านั้นด้วยเพื่อความสะดวกเราพิจารณาแหล่งความร้อน 3 แห่ง ซึ่งมีอุณหภูมิ T_0 , T_1 และ T_2 ดังแสดงในรูปที่ 4.13



รูปที่ 4.13 แสดงอสมการของคลอเชียส

รูปสี่เหลี่ยมจะแทนระบบซึ่งคือเครื่องจักรใด ๆ ที่สามารถจ่ายดูดหรือดယความร้อนพร้อน ๆ กับมีการเปลี่ยนแปลงปริมาตร กระบวนการที่เกิดขึ้นในระบบอาจจะผันกลับหรือไม่ก็ได้

พิจารณากระบวนการในระบบซึ่งเป็นวัฏจักรปิด เพื่อว่าสภาวะสุดท้ายกับสภาวะเริ่มต้นจะได้เป็นสภาวะเดียวกัน ให้ Q_0, Q_1 และ Q_2 เป็นปริมาณความร้อนแลกเปลี่ยนระหว่างระบบกับแหล่งความร้อน และ W เป็นงานสุกชีที่ได้จากระบบจากกฎปัจจุบันว่าระบบดูดความร้อนจากแหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_2 และ T_1 และคายความร้อนให้แหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_0 พร้อมกับได้งาน W

และเพื่อที่จะใช้กฎข้อที่สองของคลอเซียมและเคลวิน-แพลงค์ในการเปรียบเทียบจึงได้เพิ่มเครื่องกลจักรแบบคาร์โนต์ 2 เครื่องเข้าไปทำงานระหว่างคู่ของแหล่งความร้อนซึ่งจะได้เป็นตู้เย็น และเครื่องกลจักรแบบคาร์โนต์ A ให้ความร้อน Q_{1A} ที่แหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_1 ซึ่งมีปริมาณความร้อนเท่ากับ Q_1 4 จึงไม่มีการเปลี่ยนแปลงที่แหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_1 เครื่องจักร A ดูดความร้อน Q_{0A} จากแหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_0 และทำงาน W_A ให้เครื่องกลจักรและในท่านองเดียวกันเครื่องกลจักรแบบคาร์โนต์ B ให้ความร้อน Q_{2B} ที่แหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_2 ซึ่งมี $Q_{2B} = Q_2$ เครื่องจักรดูดความร้อน Q_{0B} จากแหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_0 และทำงาน W_B ให้เครื่องกลจักร ดังนั้นจึงไม่มีการเปลี่ยนแปลงที่แหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_2 ด้วย

เนื่องจากการเป็นวัฏจักรจะไม่มีการเปลี่ยนแปลงใด ๆ ที่แหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_1 และ T_2 แต่จะมีการแต่ละจักรเปลี่ยนแปลงที่แหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_0 และระบบนั้นก็คือ จะมีความร้อนไหลเข้าหรือไหลออกจากแหล่งความร้อนอุณหภูมิ T_0 และระบบ ได้งาน $W = (W_A + W_B)$ และระบบอาจได้งานเพิ่มขึ้นหรืออาจสูญเสียงานไปบ้างก็ได้

จากกฎข้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์

$$\Delta U = Q - W$$

$$\text{เมื่อ } \Delta U = 0$$

$$\text{ดังนั้น } Q = W$$

หมายความว่า ความร้อนสุกชีที่ ไหลออก จากระบบทั้งสองนี้ค่าเท่ากับงานสุกชีที่ ให้กับระบบ หรือความร้อนสุกชีที่ ไหลเข้าสู่ แหล่งความร้อนจะมีค่าเท่ากับงานสุกชีที่ ได้จากระบบ และจากกฎข้อที่สองทางอุณหพลศาสตร์ของเคลวิน-แพลงค์

จะเห็นว่า $Q = P$ เป็นไปไม่ได้ ดังนั้นถ้าจะให้ขัดกับกฎข้อที่สองแล้วแหล่งความร้อนต้องได้รับความร้อนเพิ่มขึ้น และ ระบบสูญเสียงานไป ยกเว้นว่าจะไม่มีทิ้งการเพิ่มและการสูญเสียทั้ง 2 อย่าง นั่นคือ Q_o จะต้องมากกว่าผลรวมของความร้อน

$$Q_{oA} + Q_{oB}$$

Q มีค่าเป็นบวก (+) เมื่อความร้อนไหลเข้าสู่ระบบ (ไหลออกจากระบบแหล่งความร้อน) และเป็นลบ (-) เมื่อความร้อนไหลออกจากระบบ (ไหลเข้าแหล่งความร้อน)

แต่จากกฎข้อที่สองแล้วผลรวมของความร้อนจากแหล่งอุณหภูมิ T_o จะมีค่าเป็นลบดังนี้

$$Q_o + Q_{oA} + Q_{oB} \leq 0 \quad \dots \dots \dots (4.82)$$

สำหรับเครื่องกลจักรแบบคาร์โรเน็ต์ A อาศัยสมการ (4.75) และ (4.77) จะได้

$$\left. \begin{aligned} \frac{Q_{1A}}{T_1} + \frac{Q_{oA}}{T_o} &= 0 \\ \text{และ } Q_{1A} + Q_1 &= 0 \end{aligned} \right\} \quad \dots \dots \dots (4.83)$$

และเครื่องกลจักร B จะได้

$$\left. \begin{aligned} \frac{Q_B}{T_2} + \frac{Q_{oB}}{T_o} &= 0 \\ \text{และ } Q_{2B} + Q_2 &= 0 \end{aligned} \right\} \quad \dots \dots \dots (4.84)$$

จากรูปจะเห็นว่าค่าของ Q_1, Q_2, Q_{oA} และ Q_{oB} เป็นบวก (+) เพราะไหลเข้าสู่ระบบ ส่วนค่าของ Q_o, Q_{1A} และ Q_{2B} เป็นลบ (-) เพราะไหลออกจากระบบ ดังนั้นจากสมการ (4.83) และ (4.84) จะได้

$$Q_{oA} = T_o \left(\frac{Q_1}{T_1} \right)$$

$$\text{และ } Q_{oB} = T_o \left(\frac{Q_2}{T_2} \right)$$

แทนค่า Q_{oA} และ Q_{oB} ลงในสมการ (4.82) จะได้

$$Q_o + T_o \left(\frac{Q_1}{T_1} \right) + T_o \left(\frac{Q_2}{T_2} \right) \leq 0$$

$$\text{หรือ } \frac{Q_o}{T_o} + \frac{Q_1}{T_1} + \frac{Q_2}{T_2} \leq 0 \quad \dots \dots \dots (4.85)$$

ถ้าเพิ่มจำนวนเครื่องกลัจจาร์ nonlinear ขึ้นเพียงพอ กระบวนการในระบบซึ่งมีการแลกเปลี่ยนความร้อนกับแหล่งความร้อนใดๆ ก็จะสามารถจัดการแลกเปลี่ยนพลังงานระหว่างแหล่งความร้อนเดียวกับแหล่งทำงาน ดังนั้นสมการ (4.85) จะได้ดังนี้

$$\sum \frac{Q}{T} \leq 0 \quad \dots \dots \dots (4.86)$$

เมื่อแหล่งความร้อนมีจำนวนมากเป็นอนันต์ ระบบอาจแลกเปลี่ยนความร้อนด้วยปริมาณน้อย ฯลฯ นั้นสมการ (4.86) จึงเขียนในรูปอนันต์ได้ดังนี้

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{dQ}{T} \leq 0 \\ \end{array} \right. \quad \dots \dots \dots (4.87)$$

สมการ (4.86) และ (4.87) คือ อสมการของคลอเชียส หรือ กारานเท็กันของคลอเชียส (inequality of clausius) ซึ่งแสดงความสัมพันธ์ระหว่างปริมาณความร้อนที่ถูกดูดเข้าหรือขายออกของแหล่งความร้อนจำนวนหนึ่งกับอุณหภูมิของแหล่งเหล่านั้น เมื่อสารทำงานอยู่ในกระบวนการวิถีจักรได้ ฯ ที่เป็นแบบข้อนกลับได้และข้อนกลับไม่ได้ ซึ่งสามารถใช้ได้ทั้งเครื่องกลัจจาร์ความร้อนหรือเครื่องทำความเย็น ซึ่งสรุปได้ดังนี้

สำหรับวิถีจักรที่สามารถข้อนกลับได้

$$\sum \frac{Q}{T} = 0 \quad \dots \dots \dots (4.88)$$

$$\text{หรือ} \quad \left\{ \begin{array}{l} \frac{dQ}{T} = 0 \\ \end{array} \right. \quad \dots \dots \dots (4.89)$$

และส่วนหัวนวัญจักรที่ไม่สามารถข้อนกลับได้

$$\sum \frac{Q}{T} < 0 \quad \dots \dots \dots (4.90)$$

หรือ

$$\left[\frac{dQ}{T} < 0 \right] \quad \dots \dots \dots (4.91)$$

ตัวอย่าง 1 พิจารณาทั้งวัตถุสองแท่งอุณหภูมิ 300°K และ 200°K ตามลำดับและถือเป็นแหล่งความร้อน 2 แหล่ง มีการส่งผ่านปริมาณความร้อนจากแหล่งความร้อนที่มีอุณหภูมิสูงไปสู่แหล่งที่มีอุณหภูมิต่ำ 200 J ด้วยการนำความร้อนและคิดว่าไม่มีการสูญเสียความร้อนเลย

วิธีทำ จากโจทย์ $T_1 = 300^{\circ}\text{K}$, $T_2 = 200^{\circ}\text{K}$, $Q_1 = 200\text{ J}$ และ $Q_2 = -200\text{ J}$

$$\begin{aligned} \text{จากสมการ (4.85)} \quad \sum \frac{Q}{T} &= \frac{Q_1}{T_1} + \frac{Q_2}{T_2} \\ &= \frac{200}{300} + \frac{-200}{200} \\ &= -0.33 \text{ J/K} \end{aligned}$$

นั่นคือ $\sum \frac{Q}{T}$ มีค่าน้อยกว่าศูนย์

ตัวอย่าง 2 พิจารณาเครื่องกลจักรแบบคาร์โน่ซึ่งทำงานอยู่ระหว่างแหล่งความร้อนที่มีอุณหภูมิ 500°K และ 300°K ตามลำดับ สมมุติว่าเครื่องกลจักรดูดกลืนพลังงานความร้อนจากแหล่งความร้อนอุณหภูมิสูง 1000 J

วิธีทำ จากโจทย์ $T_1 = 500^{\circ}\text{K}$, $T_2 = 300^{\circ}\text{K}$ และ $Q_1 = 1000\text{ J}$

$$\text{จากวัญจักรแบบคาร์โน่ } \frac{Q_1}{T_1} = \frac{Q_2}{T_2}$$

$$Q_2 = Q_1 \left(\frac{T_2}{T_1} \right)$$

$$= 1000 \frac{300}{500}$$

$$= 600 \text{ J}$$

แยกจาก $\Sigma \frac{Q}{T} = \frac{Q_1}{T_1} + \frac{Q_2}{T_2}$

$$= \frac{1000}{500} + \frac{-600}{300}$$

$$= 0$$

นั่นคือ $\Sigma \frac{Q}{T}$ มีค่าเท่ากับศูนย์

4.5.2 ที่มาของเงอนไข

เนื่องจากสมการของคลอเรียสนี้สามารถใช้ได้กับระบบที่มีวิญญาณข้อนกลับได้และข้อนกลับไม่ได้ ถ้าเราพิจารณาระบบที่มีวิญญาณแบบข้อนกลับได้ และสามารถเคลื่อนที่ในทิศทางสวนกันได้โดยมี dQ_1 เป็นปริมาณความร้อนที่ไหลเข้าสู่ระบบที่จุด ฯ หนึ่งในวิญญาณแรก และ dQ_2 เป็นปริมาณความร้อนเช่นกันที่ไหลเข้าสู่ระบบที่จุดเดิมในวิญญาณแรก ดังนั้นจะได้ว่า

$$dQ_1 = -dQ_2 \quad \dots \dots \dots \quad (4.92)$$

ถ้าวิญญาณเป็นแบบข้อนกลับได้ อุณหภูมิของระบบขณะที่แลกเปลี่ยนความร้อน กับแหล่งความร้อนก็คือ อุณหภูมิของแหล่งความร้อนนั้นเอง เราจึงเขียนสมการของ 8 คลอเรียสสำหรับ 2 วิญญาณได้ดังนี้

วิญญาณแรก $\left\{ \begin{array}{l} \frac{dQ_1}{T} < 0 \end{array} \right.$

วิญญาณที่สอง $\left\{ \begin{array}{l} \frac{dQ_2}{T} < 0 \end{array} \right.$

เราใช้เครื่องหมาย $\left\{ \begin{array}{l} \text{หมายถึงการอินทิเกรตครบวิญญาณ } \\ \text{จากสมการ} \end{array} \right.$

(4.92) และ (4.93) จะได้

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{dQ_1}{T} \leq 0 \\ \text{และ} \\ \frac{dQ_1}{T} \leq 0 \end{array} \right\} \dots \dots \dots \quad (4.94)$$

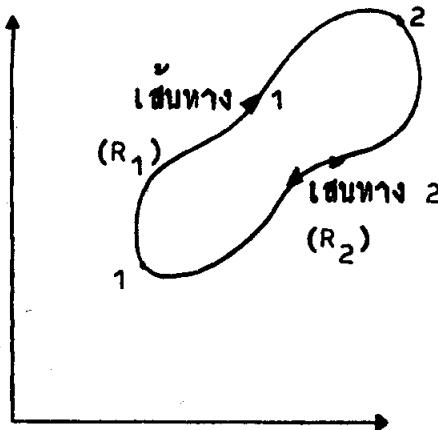
- 4

ในสมการ (4.94) จะเห็นว่าระบบที่มีวิญญาณแบบข้อนกลับได้ทั้ง 2 ค่า จะเป็นจริงได้ก็ต่อเมื่อใช้เครื่องหมายเท่ากับเท่านั้น ดังนั้นจึงเขียนได้ว่า

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{dQ}{T} = 0 \\ \text{rev} \end{array} \right. \dots \dots \dots \quad (4.95)$$

สมการ (4.95) สรุปได้ว่า "เมื่อระบบทำงานเป็นวิญญาณแบบข้อนกลับได้มีความร้อน dQ ไหลเข้าหรือออกจากจุดใด ๆ ของระบบ เมื่อหารด้วยอุณหภูมิที่จุดนั้น ผลบวกของผลลัพธ์ทั้งหมดจะเท่ากับศูนย์ (หรือผลบวกของ $\frac{dQ}{T}$ ทั้งหมดจะเท่ากับศูนย์)"





รูปที่ 4.14 แสดงวิธีการแบบย้อนกลับได้

พิจารณาวัภัยจaggerแบบข้อนกลับได้ดี ตามรูป 4.14 เมื่อจุด 1 และจุด 2 เป็นจุดที่อยู่บนเส้นโค้ง ปิดการอินทิเกรตรอบเส้นโค้งปิด (ครบรอบ) สามารถเขียนได้เป็นผลบวกของอินทิเกรตใน 2 เส้นทางคือ เส้นทางที่หนึ่ง (จากจุด 1 ไปยังจุด 2) และเส้นทางที่สอง (จากจุด 2 ไปยังจุด 1) จากสมการ (4.95) จะได้

$$\left. \frac{dQ}{T} \right|_0 = 0$$

$$\text{ห้าม } R_1 \left[\frac{2}{T} \frac{dQ}{dt} + R_2 \left[\frac{1}{T} \frac{dQ}{dt} \right] = 0 \right]$$

$$R_1 \left\{ \begin{array}{l} 2 \\ \frac{dQ}{T} \\ 1 \end{array} \right. = - R_2 \left\{ \begin{array}{l} 1 \\ \frac{dQ}{T} \\ 2 \end{array} \right.$$

$$\text{ดังนั้น} \quad R_1 \left[\begin{array}{c} 2 \\ \frac{dQ}{T} \\ 1 \end{array} \right] = R_2 \left[\begin{array}{c} 2 \\ \frac{dQ}{T} \\ 1 \end{array} \right] \quad \dots \dots \dots \quad (4.96)$$

จากสมการ 4.96 จะเห็นว่า $\left[\begin{array}{c} dQ \\ T \end{array} \right]$ จด ๆ จะไม่ขึ้นกับเส้นทาง ที่เชื่อม

ระหว่างจุด 1 และจุด 2 (แต่จะขึ้นอยู่กับตัวแหน่งของสภาวะ) ดังนั้นอินทิเกรตจึงเป็นเป็นฟังค์ชันมีค่าเท่ากับผลต่างของความสัมพันธ์ต่างๆ ณ. ตัวแหน่งของสภาวะ ฟังค์ชันนี้เรียกว่า เอนโทรปี (entropy) ใช้ตัวย่อ S ดังนั้น

$$\int_{1}^{2} \frac{dQ}{T} + \int_{1}^{2} dS = S_2 - S_1 \quad \dots \dots \dots \quad (4.97)$$

$$\text{หรือ} \quad \frac{dQ}{T} = dS \quad \dots \dots \dots \quad (4.98)$$

เอนโทรปีเป็นปริมาณที่สำคัญในทางอุณหพลศาสตร์ การเปลี่ยนแปลงเอนโทรปีขึ้นอยู่กับสภาวะแรกและสภาวะสุดท้ายเท่านั้น หน่วยของเอนโทรปีคือ จูล์ต่อองศาเคลวิน

สำหรับสมการ (4.96) นั้น collo เชิญสライด์กล่าวในເກອມຂອງเอนโทรปีไว้ดังนี้ "สำหรับกรณีของวัสดุจารที่ข้อนอกลับได้ ค่าเอนโทรปีตอนเริ่มต้นและเอนโทรปีตอนสุดท้ายจะมีค่าเท่ากันเสมอ" ซึ่งจะได้

$$R \int_{\circ}^{\bullet} \frac{dQ}{T} = 0 \quad \dots \dots \dots \quad (4.99)$$

สมการ (4.99) นี้เรียกว่า "Clausius theorem"

4.5.3 การเปลี่ยนแปลงเนอนโทรปีในกระบวนการร้อนกลับได้

เมื่อกระบวนการร้อนกลับได้ได้ ๆ ของระบบเปลี่ยนสภาวะจากสภาวะหนึ่งไปสู่อีกสภาวะหนึ่งค่าเนอนโทรปีที่เปลี่ยนไปสามารถคำนวณได้จากสมการ (4.97) ดังนี้

$$\Delta S = S_2 - S_1 = \begin{cases} \frac{dQ}{T} & 2 \\ & 1 \end{cases} \dots \dots \dots \quad (4.100)$$

เมื่อ $S_2 - S_1$ เป็นการเปลี่ยนแปลงเนอนโทรปีจากสภาวะ 1 ไปสู่สภาวะ 2

4.5.3.1 สำหรับกระบวนการร้อนกลับเมื่อความร้อนคงที่

(adiabatic reversible process)

เมื่อความร้อนคงที่ ($dQ = 0$) ดังนั้นจากสมการ (4.100) จะได้

$$\Delta S = S_2 - S_1 = 0 \dots \dots \dots \quad (4.101)$$

เรียกสมการ (4.101) ว่า "isentropic Transformation" หมายความว่ากระบวนการร้อนกลับได้เมื่อความร้อนคงที่จะมีค่าเนอนโทรปีคงที่

4.5.3.2 สำหรับกระบวนการร้อนกลับเมื่ออุณหภูมิคงที่ (isothermal reversible process)

$$\text{จาก } \Delta S = S_2 - S_1 = \begin{cases} \frac{dQ}{T} & 2 \\ & 1 \end{cases}$$

เมื่ออุณหภูมิคงที่ ($T = \text{คงที่}$) จะได้

$$\Delta S = S_2 - S_1 = \frac{1}{T} \int_1^2 dQ_T = \frac{Q_T}{T}$$

ในการเปลี่ยนสถานะ (อุณหภูมิคงที่) dQ_T ก็คือ ปริมาณความร้อนของการเปลี่ยนสถานะ (I) ดังนี้จะได้

$$\Delta S = S_2 - S_1 = \frac{I}{T} \quad \dots \dots \dots \quad (4.102)$$

4.5.3.3 สำหรับกระบวนการข้อนกลับเมื่อปริมาตรคงที่ (isometric reversible process)

$$\text{จาก } \Delta S = S_2 - S_1 = \int_{T_1}^{T_2} \frac{dQ}{T}$$

เมื่อปริมาตรคงที่ $dQ_v = mC_v dT$ ดังนั้น

$$\Delta S = S_2 - S_1 = \int_{T_1}^{T_2} mC_v \cdot \frac{dT}{T}$$

หรือ $\Delta S = S_2 - S_1 = mC_v \ln \frac{T_2}{T_1} \quad \dots \dots \dots \quad (4.103)$

4.5.3.4 สำหรับกระบวนการข้อนกลับเมื่อความกดดันคงที่ (isobaric reversible process)

$$\text{จาก } \Delta S = S_2 - S_1 = \int_{T_1}^{T_2} \frac{dQ}{T}$$

เมื่อความกดดันคงที่ $dQ_p = mC_p dT$

$$\Delta S = S_2 - S_1 = \int_{T_1}^{T_2} mC_p \cdot \frac{dT}{T}$$

ดังนั้น $\Delta S = S_2 - S_1 = mC_p \ln \frac{T_2}{T_1} \dots\dots\dots (4.104)$

ตัวอย่าง น้ำแข็ง 1 กิโลกรัม ณ. อุณหภูมิ 0°C กลายเป็นน้ำ ณ. อุณหภูมิ 0°C จงหาการเปลี่ยนแปลงเอนโทรปี (กำหนดความร้อนแผงของ การหลอมเหลว เป็น 80 cal/gm)

วิธีทำ เมื่ออุณหภูมิคงที่ (isothermal reversible process) สมการ (4.102) จะได้

$$\Delta S = S_2 - S_1 = \frac{I}{T}$$

เมื่อ $I = mL$ (เมื่อ L เป็นความร้อนแผงของการหลอมเหลว)

ดังนั้น $\Delta S = S_2 - S_1 = \frac{mL}{T}$

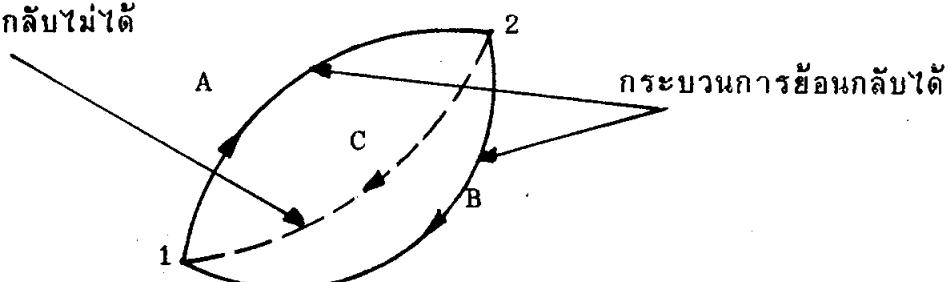
แทนค่า $S_2 - S_1 = \frac{1000 \cdot 80}{273}$

$$S_2 - S_1 = 293 \text{ cal}/^{\circ}\text{K}$$

ดังนั้น การเปลี่ยนแปลงเอนโทรปีเท่ากับ $293 \text{ cal}/^{\circ}\text{K}$

4.5.4 การเปลี่ยนแปลงเอนโทรปีในกระบวนการข้อนกลับไม่ได้

กระบวนการข้อนกลับไม่ได้



รูปที่ 4.15 การเปลี่ยนแปลงเอนโทรปีของระบบ อุณหพลศาสตร์

พิจารณาระบบอุตสาหกรรมขนาดใหญ่ 4.15 ซึ่งเป็นรากฐานการแบบจำลองการข้อนกลับได้ A และ B และวิธีการแบบจำลองการข้อนกลับไม่ได้ A และ C จากการใช้สมการของคลื่นเชิงสูงได้ว่า

สำหรับกระบวนการข้อนกลับได้ A และ B

$$\int_{\text{rev}}^{\infty} \frac{dQ}{T} = \int_{1A}^{2A} \left(\frac{dQ}{T} \right)_{\text{rev}} + \int_{2B}^{1B} \left(\frac{dQ}{T} \right)_{\text{rev}} = 0$$

สำหรับกระบวนการข้อนกลับไม่ได้ A และ C

$$\int_{\text{rev}}^{\infty} \frac{dQ}{T} = \int_{1A}^{2A} \left(\frac{dQ}{T} \right)_{\text{rev}} + \int_{2C}^{1C} \left(\frac{dQ}{T} \right)_{\text{irr}} < 0$$

ลบสมการแรกด้วยสมการหลัง

$$\int_{2B}^{1B} \left(\frac{dQ}{T} \right)_{\text{rev}} \geq \int_{2C}^{1C} \left(\frac{dQ}{T} \right)_{\text{irr}}$$

กระบวนการข้อนกลับได้ B จะได้

$$\int_{2B}^{1B} ds_B = \int_{2B}^{1B} \left(\frac{dQ}{T} \right)_{\text{rev}} = \int_{2C}^{1C} ds_C$$

ดังนั้น เมื่อขยายให้ออกในรูปทั่วไปจะได้

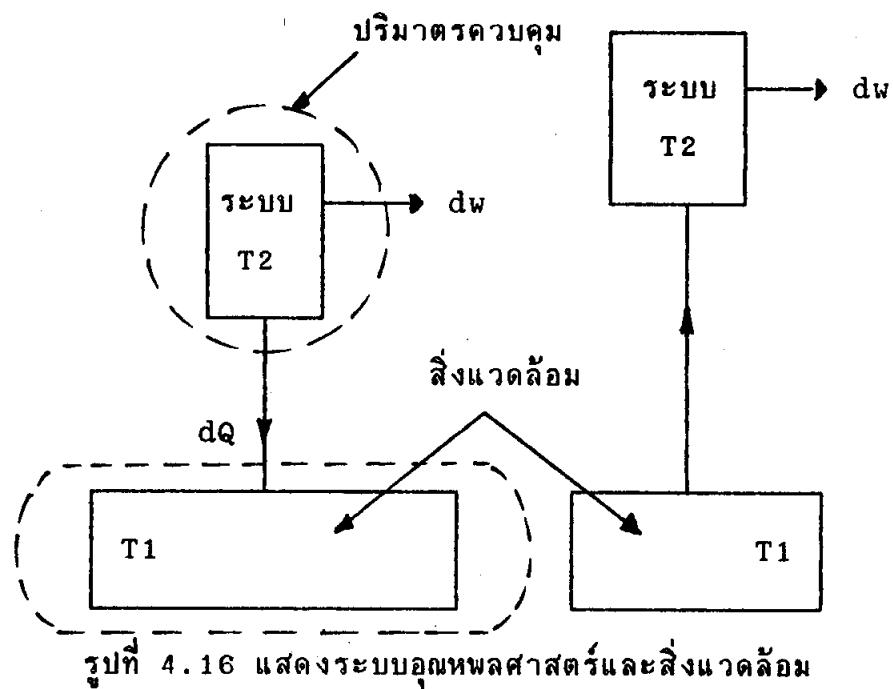
$$ds \geq \int \frac{dQ}{T}$$

$$\text{หรือ} \quad S_2 - S_1 \geq \left[\frac{\frac{2}{dQ}}{T} \right] \quad \dots \dots \dots \quad (4.105)$$

4.5.5 กองการเพิ่มเอนโทรปี

กระบวนการต่าง ๆ ที่เกิดขึ้นหรือเกิดขึ้นในธรรมชาติเป็นกระบวนการ การย้อนกลับไม่ได้เป็นส่วนใหญ่ เราอาจพิสูจน์ตามกฎข้อที่สองที่ "เอนโทรปีของระบบ ลดเดียวจะเพิ่มขึ้นเสมอ"

เราเคยทราบมาแล้วว่าการเปลี่ยนแปลงเอนโทรปีของระบบอื่น ๆ (สิ่งแวดล้อมหรือจักรวาล) ในกระบวนการย้อนกลับไม่ได้ dS จะมีค่าเป็นบวก เมื่อระบบทางอุณหพลศาสตร์มีการเปลี่ยนแปลงสภาวะ เอนโทรปีของระบบอาจจะเพิ่มขึ้น หรือลดลงก็ได้ แต่ถ้าหากการเปลี่ยนแปลงของเอนโทรปีของระบบและสิ่งแวดล้อมมา รวมกันแล้วผลรวมของเอนโทรปีจะเพิ่มขึ้นเสมอ



เราสามารถพิจารณาได้ว่า เอ็นโทรปีของระบบและสิ่งแวดล้อมเพิ่มขึ้นเสมอ โดยการอาศัยรูปที่ 4.16 และแบ่งการพิจารณาออกเป็น 2 กรณีด้วยกัน

กรณีแรก (เมื่อระบบมีอุณหภูมิสูงกว่าสิ่งแวดล้อม)

จะเห็นว่าความร้อนไหลออกจากระบบเข้าสู่สิ่งแวดล้อม ($T_2 > T_1$) และเมื่อใส่ปริมาตรควบคุมรอบระบบ จะได้

$$dS_{\text{ระบบ}} \geq -\frac{dQ}{T_2}$$

ใส่ปริมาตรควบคุมสิ่งแวดล้อมจะได้

$$dS_{\text{สิ่งแวดล้อม}} \geq \frac{dQ}{T_1}$$

$$\text{ดังนั้น } dS_{\text{ระบบ}} + dS_{\text{สิ่งแวดล้อม}} \geq -\frac{dQ}{T_2} + \frac{dQ}{T_1}$$

$$dS_{\text{ระบบ}} + dS_{\text{สิ่งแวดล้อม}} \geq dQ \left(\frac{1}{T_2} - \frac{1}{T_1} \right)$$

เนื่องจาก $T_2 > T_1$ ดังนั้น $\left(\frac{1}{T_1} - \frac{1}{T_2} \right)$ จะต้องมากกว่า 0

$$\text{นั่นคือ } dS_{\text{ระบบ}} + dS_{\text{สิ่งแวดล้อม}} \geq 0 \quad \dots \dots \dots \quad (4.106)$$

กรณีที่สอง (เมื่อสิ่งแวดล้อมมีอุณหภูมิสูงกว่าระบบ)

จะเห็นว่าความร้อนจากสิ่งแวดล้อมไหลเข้าสู่ระบบ ($T_1 > T_2$)

ใส่ปริมาตรควบคุมรอบระบบจะได้

$$dS_{\text{ระบบ}} \geq \frac{dQ}{T_2}$$

ใส่ปริมาตรควบคุมสิ่งแวดล้อมจะได้

$$dS_{\text{สิ่งแวดล้อม}} \geq \frac{dQ}{T_1}$$

$$dS_{\text{ระบบ}} + dS_{\text{สิ่งแวดล้อม}} \geq \frac{dQ}{T_2} + - \frac{dQ}{T_1}$$

$$dS_{\text{ระบบ}} + dS_{\text{สิ่งแวดล้อม}} \geq dQ \left(\frac{1}{T_2} - \frac{1}{T_1} \right)$$

เนื่องจาก $T_2 > T_1$ ดังนั้น $\left(\frac{1}{T_2} - \frac{1}{T_1} \right)$ จะต้องมากกว่า 0

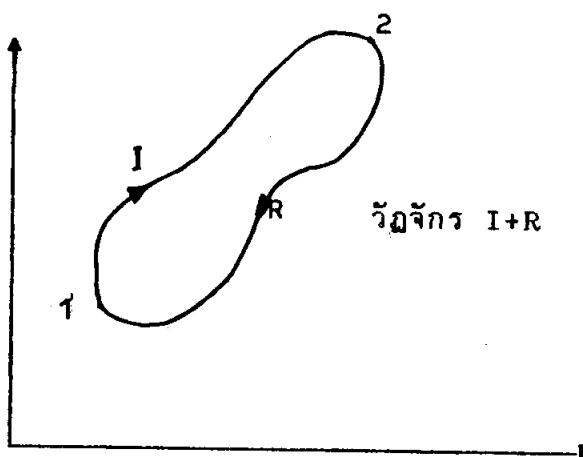
นั่นคือ $dS_{\text{ระบบ}} + dS_{\text{สิ่งแวดล้อม}} \geq 0 \quad \dots \dots \dots (4.107)$

จากสมการ (4.106) และ (4.107) จะเห็นว่า ผลรวมของเอนโทรปีของระบบและสิ่งแวดล้อมมีค่าเพิ่มขึ้นเสมอ ถึงแม้ว่าสมการ (4.106) และ (4.107) ถ้าเป็นกระบวนการร้อยกลับได้จะมีเครื่องหมายเท่ากับเหมือนกับสมการของคลอเชียสที่กล่าวมาแล้ว แต่ก็ไม่มีค่าเป็นลบซึ่งแสดงว่าลดลงเลย

จากสมการ (4.106) ซึ่งใช้ได้กับระบบโดดเดี่ยว ดังนี้

$$dS_{\text{ระบบรวมเดียว}} \geq 0$$

เมื่อ $dS_{\text{ระบบรวมเดียว}}$ คือ การเปลี่ยนแปลงเอนโทรปีของระบบโดดเดี่ยว



รูปที่ 4.17 แสดงวิธีการร้อยกลับไม่ได้

พิจารณาจากรูป 4.17 วัสดุจัดการประกอบด้วย 2 กระบวนการจากสภาวะ 1 และสภาวะ 2 ตั้งนี้ จากสภาวะ 1->2 เป็นกระบวนการข้อนกลับไม่ได้ (คือ I) และจากสภาวะ 2->1 เป็นกระบวนการข้อนกลับได้ (คือ R) ทั้งกระบวนการ I และ R เป็นวัสดุจัดการ(ครอบรอบ) ตั้งนี้วัสดุจัดการจึงกล้ายเป็นกระบวนการข้อนกลับไม่ได้ เมื่อใช้อสมการของคลอเชียส (4.94) จะได้ว่า

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{dQ}{T} < 0 \\ \end{array} \right.$$

หรือเขียนเป็นน้ำกของสองกระบวนการ จะได้

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{2}{T} dQ_I + \frac{1}{T} dQ_R < 0 \\ 1 \qquad \qquad \qquad 2 \end{array} \right.$$

เมื่ออินทิเกรตเฉพาะกระบวนการ R จะได้

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{1}{T} dQ = S_1 - S_2 \\ 2 \end{array} \right.$$

ตั้งนี้

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{2}{T} dQ + (S_1 - S_2) < 0 \\ 1 \end{array} \right.$$

$$\text{หรือ } S_2 - S_1 > \left\{ \begin{array}{l} \frac{2}{T} dQ \\ 1 \end{array} \right.$$

โดยทั่วไป เราจะเขียนได้ว่า

$$S_2 - S_1 \geq \begin{cases} \frac{dQ}{T} \\ 1 \end{cases} \quad \dots \dots \dots \quad (4.108)$$

สมการ (4.108) เรียกว่า กฎการเพิ่มเอนโทรปี (The principle of the increase of entropy)

และจากสมการ (4.108) ถ้าระบบเป็นกระบวนการเมื่อความร้อนคงที่ (adiabatic) $dQ = 0$ ดังนี้จะได้

$$S_2 - S_1 \geq 0$$

และถ้ากระบวนการข้อนกลับไม่ได้และมีความร้อนคงที่ เอนโทรปีจะต้องเพิ่มขึ้นนั่นคือ

$$S_2 - S_1 > 0$$

หรือ

$$S_2 > S_1$$

4.6 กฎข้อที่สามทางอุณหพลศาสตร์ (The third law of Thermodynamics)

กฎข้อที่สามทางอุณหพลศาสตร์หรือบางที่เรียกว่า Nernst's theorem กล่าวไว้ว่า "เอนโทรปีของสารบริสุทธิ์ใด ๆ ที่มีความสมดุลย์ทาง อุณหพลศาสตร์จะมีค่าใกล้ศูนย์ เมื่ออุณหภูมิสัมบูรณ์เข้าใกล้ศูนย์"

สมมุติให้อุณหภูมิ T ลดลงจนใกล้ T_0 และเดียวกัน เอนโทรปี S ก็จะมีค่าใกล้ S_0 จากค่าจำากัดตั้งกล่าวจะน้ำไปสู่ค่าจำากัดของเอนโทรปีของระบบ ดังนั้นกฎข้อที่สามจึงเขียนเป็นดังนี้

$$\text{ขณะที่ } T \rightarrow T_0, \quad S \rightarrow S_0$$

$$T \xrightarrow{\text{1.1m}} 0^\circ\text{K}, \quad S = S_0$$

$$\text{หรือ } T \xrightarrow{\text{1.1m}} 0^\circ\text{K}, \quad \Delta S = 0$$

กฤษช้อที่สามทางอุณหพลศาสตร์เป็นการศึกษาเอนโทรปีสัมบูรณ์ของระบบมีค่าเข้าใกล้ศูนย์ หรืออาจกล่าวได้ว่า

"ภาระบบมีอุณหภูมิสัมบูรณ์เท่ากับศูนย์แล้ว เอนโทรปีของระบบจะเท่ากับ ๐"

กฤษช้อที่สามทางอุณหพลศาสตร์สามารถนำไปใช้ในการคำนวณหาเอนโทรปีสัมบูรณ์ของสารใดๆ ซึ่งจะให้ประโยชน์ในการหาทิศทางของปฏิกิริยาเคมี ซึ่งสามารถที่จะกำหนดสภาวะสมดุลของระบบของปฏิกิริยาเคมี

4.7 ความสัมพันธ์ที่สำคัญสองประการ

ความสัมพันธ์ที่สำคัญสองประการในอุณหพลศาสตร์สำหรับสารอัดตัวได้เชิงเดียวมีดังต่อไปนี้

ประการแรก

$$TdS = dU + pdv$$

ประการที่สอง

$$TdS = dH - vdp$$

สำหรับความสัมพันธ์ประการแรกได้จากการพิจารณาในสารอัดตัวได้เชิงเดียวโดยไม่มีค่านิ่งถึงผลความโน้มถ่วงหรือการเคลื่อนที่

จากกฤษช้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์สำหรับการเปลี่ยนแปลงของสภาวะ

$$dQ = dU + pdW$$

สำหรับสารอัดตัวได้เชิงเดียวที่ดำเนินกระบวนการข้อนกลับได้พบว่า

$$dQ = TdS \text{ และ } dW = pdv$$

เมื่อแทนค่าลงในกฤษช้อที่หนึ่งทางอุณหพลศาสตร์ จะได้ว่า

$$TdS = dU + pdv \quad \dots \dots \dots \quad (4.109)$$

สมการ TdS ในสมการ (4.109) ถึงแม้จะพิสูจน์มาจากกระบวนการการข้อนกลับได้ก็ตามในระหว่างสภาวะเริ่มต้นและสุดท้ายคู่หนึ่ง ๆ นั้น การเปลี่ยนแปลงของเอนโทรปีสำหรับระบบหนึ่ง ๆ ได้มาจากการอินทิเกรตสมการ (4.109) และใช้เป็นการเปลี่ยนแปลงของเอนโทรปีสำหรับกระบวนการใด ๆ ของระบบนั้น ซึ่งอาจจะ

ข้อนอกลับได้หรือข้อนอกลับไม่ได้ ทั้งนี้เนื่องจากเอน ero ปี เป็นคุณสมบัติตัวหนึ่งของระบบ การเปลี่ยนแปลงของเอน ero ปี ระหว่างสภาวะคู่หนึ่งๆ จึงไม่ขึ้นอยู่กับชนิดของกระบวนการ การระหว่างสภาวะคู่หนึ่ง

จากนิยามของเอน ero ปี (H) ตามความสัมพันธ์ของแมกซ์เวล

$$H = U + Pv$$

$$\text{ดังนั้นจะได้ } dH = dU + pdv + vdp$$

$$\text{หรือ } dH - vdp = dU + pdv$$

$$dH - vdp = dQ$$

ในที่สุดจะได้

$$TdS = dH - vdp \quad \dots \dots \dots \quad (4.110)$$

TdS ในสมการ (4.110) เป็นความสัมพันธ์ที่สำคัญของการที่สอง เชื่อมความสัมพันธ์ที่สำคัญสองของการต่อหนึ่งหน่วยมวลสารจะได้

$$TdS = du + pdv \quad \} \quad \dots \dots \dots \quad (4.111)$$

$$\text{และ } TdS = dh - vdp$$

หรือเชื่อมความสัมพันธ์ที่สำคัญสองของการต่อหนึ่งหน่วยโน้ม จะได้

$$Tds = du + pdv \quad \} \quad \dots \dots \dots \quad (4.112)$$

$$\text{และ } Tds = dh - vdp$$

บทสรุปและค่าจำากัดความที่ควรรู้

1. The first law of Thermodynamics กล่าวไว้ว่า "การเปลี่ยนแปลงของพลังงานภายในเกิดจากงานที่ทำร่วมกับความร้อนที่ถ่ายเท" เช่นเป็นสมการได้ดังนี้

$$dU = dQ + dW$$

หรือ

$$dU = dQ - dW$$

2. Perpetual motion machine of the first kind (เครื่องกลจักรเคลื่อนที่ทำงานไม่มีหยุดชนิดที่ 1) กล่าวว่า "เรามิ่งสามารถสร้างเครื่องยนต์ที่ทำงานแบบครบวงจร ซึ่งแต่ละรอบสามารถทำงานให้ได้มากกว่าความร้อนที่ถ่ายเทเข้าไป"

3. Kinetic theory of matter (กฎสี่จันของสาร) กล่าวไว้ว่า "พลังงานภายในของสารทุกสถานะจะขึ้นตรงอยู่กับอุณหภูมิของสารนั้น ๆ "

4. Specific heat of gas (ความร้อนจำเพาะของก๊าซ) หมายถึง ปริมาณความร้อนที่ทำให้ก๊าซมวล 1 หน่วย มีอุณหภูมิเปลี่ยนไป 1 องศา ซึ่งความร้อนจำเพาะของก๊าซมี 2 ชนิด คือ

ความร้อนจำเพาะของก๊าซเมื่อปริมาตรคงที่ ใช้ตัวย่อ C_v

ความร้อนจำเพาะของก๊าซเมื่อความกดดันคงที่ ใช้ตัวย่อ C_p

$$\frac{C_p}{C_v} = \gamma$$

และ

$$C_p - C_v = R$$

5. Clausius statement กล่าวไว้ว่า "ไม่มีระบบใด ๆ ด้วยเฉพาะเครื่องยนต์ที่จะดึงความร้อนจากแหล่งที่มีอุณหภูมิต่ำไปสูงถ่ายให้กับแหล่งที่มีอุณหภูมิสูงกว่าโดยไม่มีพลังงานภายนอกป้อนเข้าไปในระบบหรือเครื่องยนต์นั้นเลย"

6. Kelvin-planck statement กล่าวไว้ว่า "ไม่มีระบบใด ๆ เช่น เครื่องยนต์ด้วยเฉพาะเครื่องยนต์ที่จะสามารถดึงความร้อนปริมาณหนึ่งจากแหล่งที่สูงแล้วเปลี่ยนไปเป็นงานได้ทั้งหมด"

7. Perpetual motion machine of the second kind หมายถึง เครื่องขันต์หรือเครื่องกลจักรที่ทำงานเป็นจดหมายรับความร้อนจากแหล่งอุณหภูมิเดียวแล้วเปลี่ยนไปเป็นงานทั้งหมด
8. Reversible engine (เครื่องกลจักรที่สามารถข้อนกลับได้) หมายถึง เครื่องกลจักรที่ทำงานโดยเปลี่ยนแปลงจากสภาวะหนึ่งไปสู่อีกสภาวะหนึ่งและสามารถกลับคืนสู่สภาวะเดิมได้อีก
9. Coefficient of heat engine หมายถึง อัตราส่วนระหว่างงานที่ระบบทำได้กับปริมาณความร้อนที่เข้ามาในระบบ เมื่ยนเป็นสมการเพื่อคำนวณได้ดังนี้

$$\eta = 1 - \frac{T_2}{T_1} \text{ หรือ } = 1 - \frac{Q_2}{Q_1}$$

10. Coefficient of refrigerator (ประสิทธิภาพของเครื่องทำความเย็น) หมายถึง อัตราส่วนระหว่างความร้อนที่ดึงมาจากแหล่งความร้อนที่มีอุณหภูมิต่ำ (Q_2) ต่องานภายนอก (W) ที่ป้อนเข้าไปในตู้เย็น

$$cop \text{ หรือ } E = \frac{Q_2}{W}$$

11. Inequality of Clausius สมการของคลาเซียส มีว่า $\int \frac{dQ}{T} \leq 0$

และสามารถแยกเป็น 2 กรณี ดังนี้

$$\text{สำหรับวัสดุจักรข้อนกลับได้ } \sum \frac{Q}{T} < 0$$

$$\text{หรือ } \int \frac{dQ}{T} = 0$$

สำหรับวิถีการข้อนกลับไม่ได้ $\sum \frac{Q}{T} < 0$

หรือ
$$\int_{R}^{\phi} \frac{dQ}{T} < 0$$

12. Clausius theorem กล่าวไว้ว่า "สำหรับวิถีการที่สามารถข้อนกลับได้ ค่า $\int_{R}^{\phi} \frac{dQ}{T}$ จะเป็นตัวเลขเดียวกันและเมื่อหักลบกันจะเท่ากับ零"

$$\int_{R}^{\phi} \frac{dQ}{T} = 0$$

13. Isentropic transformation หมายความว่ากระบวนการข้อนกลับได้ เมื่อมีความร้อนคงที่แล้วค่า $\int_{R}^{\phi} \frac{dQ}{T}$ ก็คงที่

14. The change of entropy (การเปลี่ยนแปลงของอุณหภูมิ) มี 2 กรณี ดังนี้

สำหรับกระบวนการข้อนกลับได้ จะได้ $S_2 - S_1 = \int_{1}^{2} \frac{dQ}{T}$

สำหรับกระบวนการข้อนกลับไม่ได้ จะได้ $S_2 - S_1 \geq \int_{1}^{2} \frac{dQ}{T}$

15. The principle of the increase of entropy (กฎการเพิ่มของอุณหภูมิ) จะเขียนได้ดังนี้

$$S_2 - S_1 \geq \int_{1}^{2} \frac{dQ}{T}$$

16. The third law of Thermodynamics (กฎข้อที่สามทางอุณหพลศาสตร์)

กล่าวไว้ว่า "ในกรณีของสารบริสุทธิ์ใดๆ ที่มีค่าความสมดุลของการอุณหพลศาสตร์จะมีค่าใกล้ศูนย์เมื่ออุณหภูมิสัมบูรณ์เข้าใกล้ศูนย์"

หมายที่ $T \rightarrow T_0$ และ $S \rightarrow S_0$

แบบฝึกหัดบทที่ 4

1. ถังเหล็กกล้าบรรจุอากาศหนัก 10 ปอนด์ที่อุณหภูมิ 120 F ขณะนั้นมีพลังงานภายใน 98.8 BTU/lb ต่อมาเติมความร้อนให้แก่อากาศจนกรายทั้งพลังงานภายในเพิ่มขึ้นเป็น 125.6 BTU/lb จงหาจำนวนความร้อนที่เติมให้แก่อากาศ
2. เมื่อเติมพลังงานความร้อน 15 BTU ให้แก่ระบบ ปรากฏว่าได้งาน 8,500 ft-lb จงทำการเปลี่ยนแปลงพลังงานภายใน
3. พลังงานภายในของระบบอันหนึ่งลดลง 100 BTU ขณะที่ได้งานจากระบบ 150 BTU จงหาว่าความร้อนที่เกิดขึ้นเป็นการเพิ่มหรือลดจากระบบ
4. ระบบปิดอันหนึ่งมีการเปลี่ยนแปลงตามวัสดุจักร ปรากฏว่ารับความร้อนจากภายนอก 530 คอลอรี/นาที และเสียความร้อนออกไป 580 คอลอรี/นาที ถ้าตลอดวัสดุจักร พลังงานภายในของระบบไม่เปลี่ยนแปลงมีแต่งานเท่านั้นที่เปลี่ยนแปลง จงหางานที่ให้แก่ระบบ
5. ถ้าระบบปิดอันหนึ่งเมื่อทำงานปรากฏว่ารับความร้อนเข้า 570,000 คอลอรี และสามารถทำงานได้ 810,000 คอลอรี จงทำการเปลี่ยนแปลงของพลังงานภายใน
6. ระบบอันหนึ่งรับความร้อน 150 BTU ขณะเดียวกันได้งาน 100 BTU จงหาอัตราการเปลี่ยนแปลงของพลังงานภายใน
7. เครื่องยนต์ดีเซลใช้น้ำมัน 0.79 lb/hp-hr จงหาประสิทธิภาพของเครื่องยนต์ถ้าด้วยความร้อนของน้ำมันเท่ากัน 18,700 BTU/lb
8. ขณะที่ไอน้ำไหลผ่านในพัดของกังหันเกิดการเปลี่ยนแปลงความเร็วจาก 1,500 ฟุต/วินาที เป็น 750 ฟุต/วินาที จงหางานที่กระทำโดยไอน้ำ หนัก 1 ปอนด์
9. ในระบบปิดอันหนึ่ง ความสัมพันธ์ระหว่างความกดดันและปริมาณดังนี้

$$P = V^2 + \frac{8}{V} \text{ (หน่วย kg/cm}^2\text{)}$$

เมื่อ V มีหน่วยเป็น ลบ.ซม. จงหางานเมื่อก๊าซเกิดการเปลี่ยนแปลงจาก 5 เป็น 10 ลิตร

10. ถ้าพลังงานของก๊าซสามารถเขียนได้ในลักษณะสมการจากการทดลองดังนี้

$$U = aT - bp$$

เมื่อ a และ b เป็นค่าคงที่ ค่าสัมประสิทธิ์การขยายตัวตามบาร์กและการอัดตัว

$$\text{คือ } \frac{1}{T} \text{ และ } \frac{1}{P} \text{ ตามลำดับ จงหาค่า } C_v \text{ ในเทอมของ } a, b, p \text{ และ } T$$

11. มีความประสงค์ที่จะสร้างเครื่องกลจักรความร้อนตัวหนึ่งให้ทำงานเป็นวุ้นจักร ใหม่มาสมุทรแห่งหนึ่ง ชั่งมีอุณหภูมิของน้ำทะเลใกล้พิวน้ำเป็น 20°C และที่ระดับความลึกลงไปใหม่มาสมุทรแห่งนั้นมีอุณหภูมิของน้ำทะเลเท่ากับ 5°C จงหาประสิทธิภาพทางความร้อนของเครื่องกลจักรความร้อนนี้
12. มีความประสงค์ที่จะให้ความร้อนภายในบ้านโดยอาศัยการทำงานของปืนความร้อน โดยควบคุมอุณหภูมิภายในบ้านไว้ที่ 22°C ชั่งขณะนั้นอุณหภูมิอากาศภายนอกบ้าน มีค่าเท่ากับ -10°C และกำหนดให้ความร้อนถ่ายเทสู่ภายในบ้านในอัตรา 15 KW จงหาว่ากำลังใช้ปืนความร้อนนี้มีค่าต่ำสุดเท่าใด
13. เครื่องยนต์แบบคาร์บอนต์เครื่องหนึ่ง ดูดกลืนความร้อนจากแหล่งความร้อนอุณหภูมิ 400°K ได้ 200 คาลอรี่ และถ่ายเทความร้อนให้กับแหล่งความร้อนอุณหภูมิต่ำไป 150 คาลอรี่ จงคำนวณหาอุณหภูมิของแหล่งความร้อนอุณหภูมิต่ำและจงหาประสิทธิภาพของเครื่องยนต์ด้วย
14. ระบบทำความเย็นตามแบบของคาร์บอนต์อันหนึ่งทำงานอยู่ระหว่างแหล่งความร้อน อุณหภูมิ 260°K และ 300°K ดูดกลืนความร้อนจากแหล่งความร้อนที่มีอุณหภูมิต่ำไป 500 คาลอรี่ จงคำนวณหาว่าระบบทำความเย็นนี้จะส่งถ่ายความร้อนให้กับแหล่งความร้อนอุณหภูมิสูงเท่าไร และจงคำนวณว่าในแต่ละรอบจะต้องมีงานภายนอกป้อนเข้าไปในระบบทำความเย็นเท่าไร

เฉลยค่าตอบแบบฝึกหัดบทที่ 4

1. 268 BTU
 2. 4.08 BTU
 3. 50 BTU, เพิ่มให้แก่ระบบ (เพราะความร้อน Q มีเครื่องหมาย +)
 4. 50 คาลอรี่/นาที
 5. 240,000 คาลอรี่
 6. 50 BTU
 7. 17.25%
 8. 26,200 พุต-ปอนด์
 9. 2.92×10^8 kg-m
 10. $C_v = a - (bp/T)$
 11. 5.1%
 12. 1.63 kw
 13. 300°K , 25%
 14. 576.92 คาลอรี่, 323.08 จูล์
-