

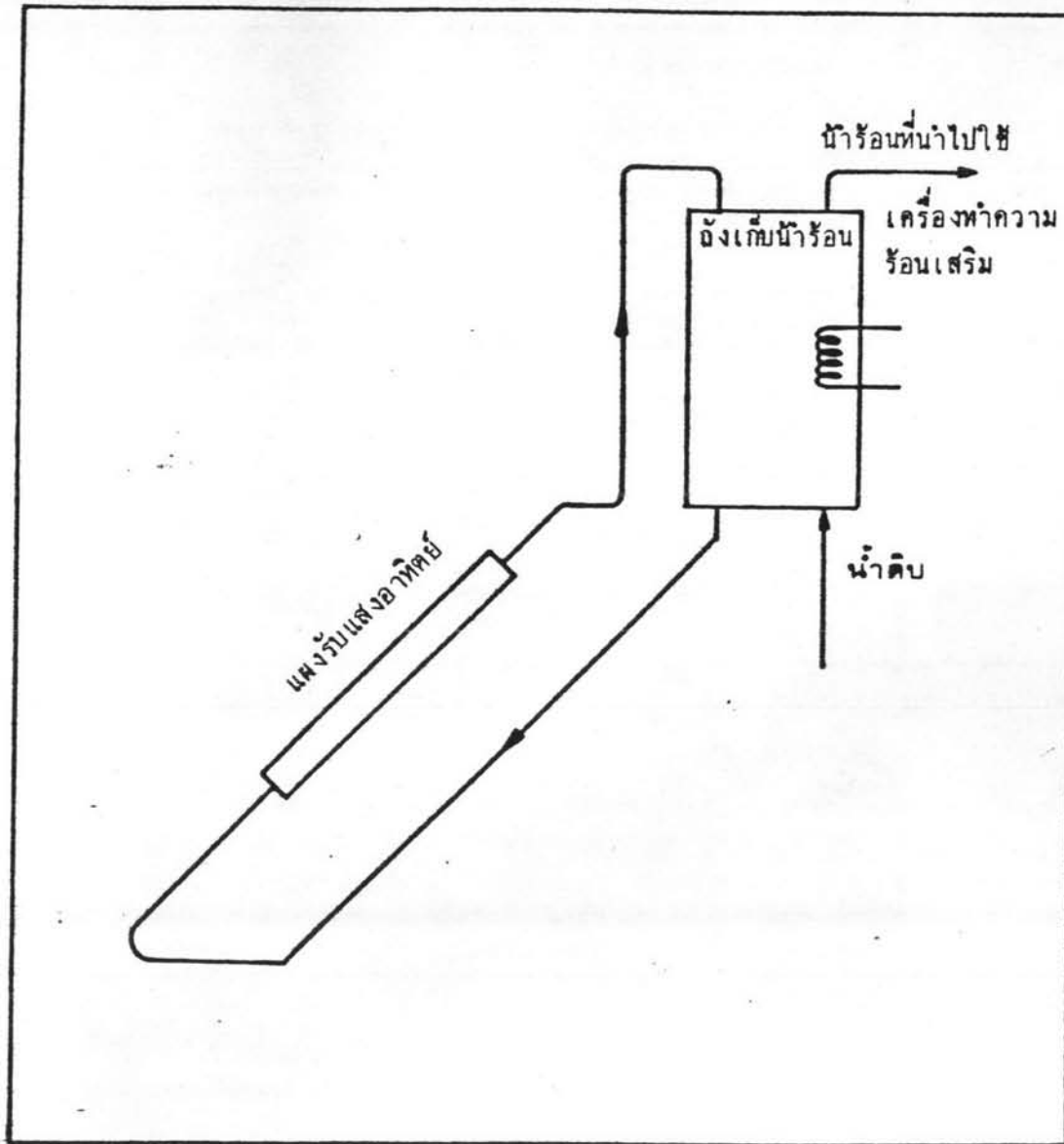
ลักษณะระบบทำน้ำร้อนพลังงานแสงอาทิตย์และการจำลองปัญหา

2.1 ลักษณะทั่ว ๆ ไปของระบบทำน้ำร้อนพลังงานแสงอาทิตย์

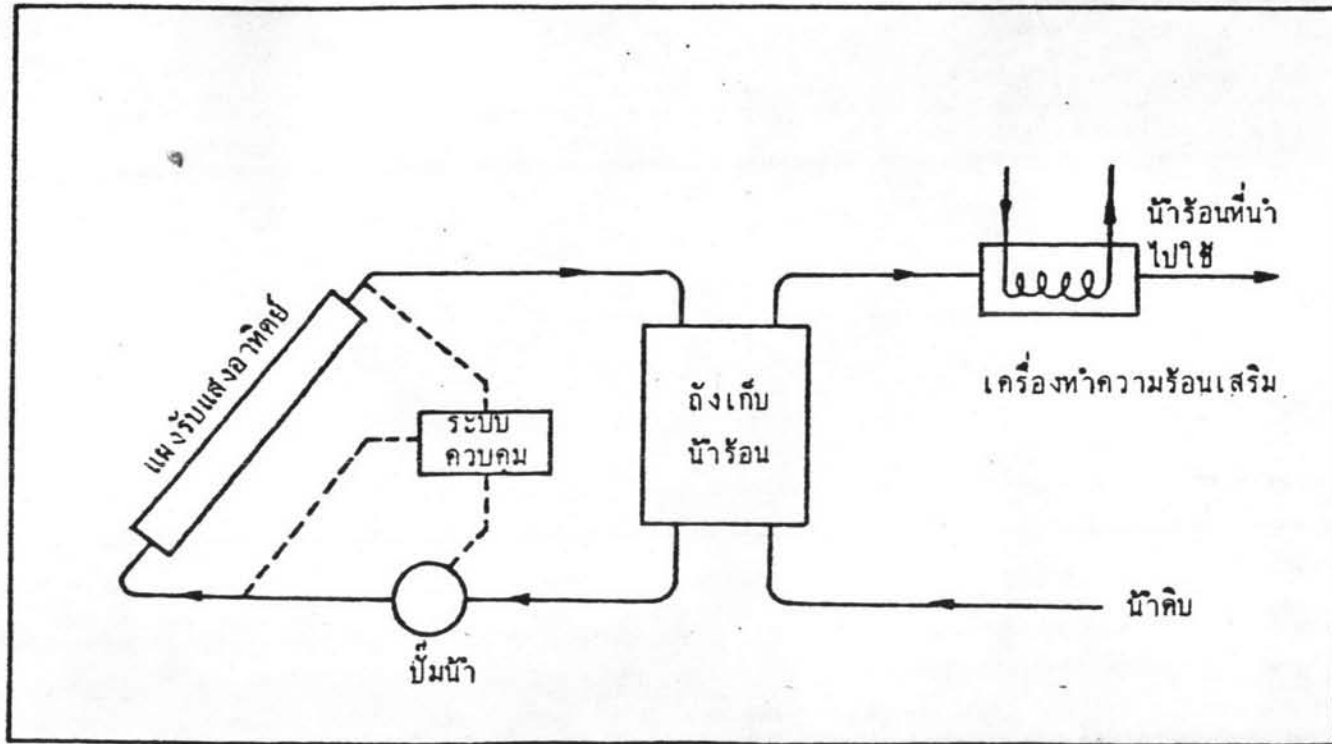
ระบบทำน้ำร้อนพลังงานแสงอาทิตย์อาจแบ่งออกได้เป็น 2 แบบตามลักษณะการหมุนเวียนของน้ำในระบบคือ

- การไหลเวียนของน้ำเป็นแบบธรรมชาติ (THERMOSYPHON)
- การไหลเวียนของน้ำเป็นแบบบังคับ (FORCED CIRCULATION)

ในรูป 2.1 แสดงถึงระบบทำน้ำร้อนพลังงานแสงอาทิตย์โดยที่การไหลเวียนของน้ำเป็นแบบธรรมชาติ ป็นส่วนประกอบที่สำคัญคือ แผงรับแสงอาทิตย์ ตั้งเก็บน้ำร้อน และท่อเชื่อมแผงรับแสงอาทิตย์กับถังเก็บน้ำร้อน ในระบบนี้ถังเก็บน้ำร้อนต้องตั้งอยู่สูงกว่าแผงรับแสงอาทิตย์ ลักษณะการทำงานของระบบอธิบายได้ดังนี้ น้ำจากถังเก็บน้ำร้อนซึ่งเป็นส่วนที่มีอุณหภูมิต่ำสุดไหลเข้าแผงรับแสงอาทิตย์ทางด้านล่าง รับพลังงานจากแผงรับแสงอาทิตย์ อุณหภูมิของน้ำก็จะสูงขึ้น ความหนาแน่นของน้ำก็จะลดลง น้ำร้อนจึงลอยตัวขึ้นทางด้านบนของแผงรับแสงอาทิตย์ไหลผ่านท่อเข้าถังเก็บน้ำร้อนในขณะเดียวกันน้ำจากถังเก็บน้ำร้อนซึ่งเย็นกว่าจะไหลเข้าทางด้านล่างของแผงรับแสงอาทิตย์มาแทนที่น้ำร้อนซึ่งขยายตัวไหลเข้าถัง การหมุนเวียนเกิดขึ้นต่อเนื่องโดยธรรมชาติครบเท่าที่มีพลังงานแสงอาทิตย์เพียงพอ ในกรณีที่ต้องการใช้น้ำร้อนที่มีอุณหภูมิสม่ำเสมออาจติดตั้งเครื่องทำความร้อนเสริมเข้าไปได้ ในรูปที่ 2.2 แสดงระบบทำน้ำร้อนพลังงานแสงอาทิตย์โดยระบบหมุนเวียนของน้ำใช้พลังงานภายนอก ลักษณะของระบบประกอบด้วยชิ้นส่วนที่เพิ่มจากระบบที่น้ำหมุนเวียนโดยธรรมชาติคือ ปั๊มน้ำและระบบควบคุม การทำงานเริ่มต้นจากถังเก็บน้ำร้อนโดยน้ำจากถังจะไหลเข้าปั๊มและถูกส่งไปยังแผงรับแสงอาทิตย์ น้ำเมื่อได้รับพลังงานความร้อนจากแผงรับแสงอาทิตย์ก็จะมีอุณหภูมิสูงขึ้น แล้วไหลออกจากแผงรับแสงอาทิตย์เป็นน้ำร้อนไหลเข้าสู่ถังเก็บ ระบบควบคุมจะทำงานต่อเมื่ออุณหภูมิของน้ำที่ไหลออกจากแผงรับแสงอาทิตย์ต่ำกว่าหรือเท่ากับอุณหภูมิของน้ำที่ไหลเข้าแผงรับแสงอาทิตย์โดยระบบควบคุมจะสั่งให้ปั๊มหยุดทำงาน สําหรับการนำเอาน้ำร้อนไปใช้น้ำร้อนจะไหลออกจากส่วนบนของถังเก็บน้ำร้อน และมีน้ำเย็นเข้ามาทดแทนทางด้านล่าง เพื่อให้ระบบสามารถทำงานได้เมื่อไม่มีแสงอาทิตย์ก็ติดตั้งเครื่องทำความร้อนเสริมไว้ดังแสดงในรูปที่ 2.2



รูปที่ 2.1 ระบบทำน้ำร้อนพลังงานแสงอาทิตย์แบบการไหลเวียนของน้ำเป็นธรรมชาติ



รูปที่ 2.2 ระบบทำน้ำร้อนพลังงานแสงอาทิตย์ การไหลเวียนของน้ำใช้พลังงานภายนอก

## 2.2 วิธีการจำลองปัญหาในระบบทำน้ำร้อนพลังงานแสงอาทิตย์

การจำลองปัญหาทางคณิตศาสตร์และการวิเคราะห์ระบบโดยใช้คอมพิวเตอร์เป็นวิธีการที่เหมาะสมและมีประสิทธิภาพมากสำหรับการวิเคราะห์การทำงานของระบบพลังงานแสงอาทิตย์ที่มีตัวแปรเปลี่ยนแปลงไปตามเวลาได้แก่ ข้อมูลการแผ่รังสีของดวงอาทิตย์ อุณหภูมิบรรยากาศ ฯลฯ ในการวิเคราะห์ระบบพลังงานแสงอาทิตย์ผู้ออกแบบจะเลือกระบบย่อยและพารามิเตอร์ที่ใช้ในการออกแบบระบบย่อยนั้น ๆ แล้วนำระบบย่อยมาต่อเข้าด้วยกัน ระบบพลังงานแสงอาทิตย์ที่พิจารณาในที่นี้จะเป็นระบบย่อยที่ต่อเข้าด้วยกันเป็นระบบทำน้ำร้อนพลังงานแสงอาทิตย์ ลักษณะที่สำคัญอันหนึ่งของระบบพลังงานแสงอาทิตย์คือระบบย่อยเป็น module module จะทำให้การจำลองปัญหาทางคณิตศาสตร์ หรือการจำลองระบบง่ายขึ้นระบบย่อยสามารถอธิบายได้โดยทางคณิตศาสตร์โดยไม่คำนึงถึงระบบย่อยอื่น ๆ เลย และการจำลองปัญหาของระบบที่ต้องการระบบย่อยมาต่อกันข้อมูลสามารถถ่ายทอดให้แกกันได้

โปรแกรม TRNSYS [7] เป็นโปรแกรมคอมพิวเตอร์ที่จำลองฟังก์ชันระบบย่อยของระบบพลังงานแสงอาทิตย์ ไว้แก่สมการพลังงานและสมการที่เกี่ยวข้องกับการทำงานของระบบ โครงสร้างของโปรแกรม TRNSYS ประกอบด้วยโปรแกรมหลักและโปรแกรมย่อย โปรแกรมหลักจะทำหน้าที่ควบคุมการทำงาน โปรแกรมย่อยจะเขียนขึ้นแทนระบบจริง ๆ เช่น แผงรับแสงอาทิตย์ ถังเก็บน้ำร้อน ฯลฯ นอกจากนี้โปรแกรมย่อยได้เขียนขึ้นสำหรับงานที่จำเป็นสำหรับการจำลองปัญหาซึ่งประกอบด้วยการอ่านข้อมูลของการแผ่รังสีของดวงอาทิตย์ การอินทิเกรตทางคณิตศาสตร์และการพิมพ์ผล เป็นต้น

ผู้ใช้จะระบุระบบย่อยที่ต้องใช้และวิธีการที่ระบบย่อยมาต่อกันให้กับโปรแกรม TRNSYS ค่าที่ใส่เข้าไปจะเหมือนกับระบบจริงเช่น อุณหภูมิ อัตราการไหลของน้ำคิบบเข้าระบบ ลักษณะการต่อร่วมกันของข้อมูลที่ใส่เข้าไป และผลที่ได้ออกมาจะเรียกว่า INFORMATION DIAGRAM ซึ่งช่วยให้ผู้ใช้เข้าใจต่อการใส่ข้อมูล นอกจากนี้โปรแกรม TRNSYS ยังระบุพารามิเตอร์ที่ใช้ในการออกแบบไว้หลายแบบตามแต่จะเลือกนำมาใช้ในการจำลองปัญหา เช่น ข้อมูลที่ใส่ในระบบย่อยสำหรับแผงรับแสงอาทิตย์จะมีอยู่ 4 แบบ แบบที่ 1 ค่า  $P_L$  และ  $\tau$  เป็นค่าคงที่แบบที่ 2 ค่า  $P_L$  เป็นฟังก์ชันที่ขึ้นอยู่กับอุณหภูมิของแผงรับแสงอาทิตย์ เป็นต้น เมื่อเทคนิคทางด้านคอมพิวเตอร์สำหรับการหาค่าตอบสมการดิฟเฟอเรนเชียลและสมการพีชคณิต ของระบบเป็นแบบไม่ต่อเนื่อง (DISCRETE) ข้อมูลอุณหภูมิต้องเป็นแบบไม่ต่อเนื่องด้วย เมื่อทราบว่าวิธีการหาค่าตอบของระบบที่ขึ้นอยู่กับเวลาเป็นแบบไม่ต่อเนื่อง ดังนั้นฟังก์ชันที่แปรตามเวลารวมทั้งข้อมูลอัตราการ

แต่รังสีของดวงอาทิตย์และอุณหภูมิบรรยากาศ เมื่อนำไปรวมกับระบบจะต้องเป็นข้อมูลรายชั่วโมง หรือนาที แล้วแต่ช่วงที่ต้องการระบบจะถูกคำนวณโดยโปรแกรมหลักและโปรแกรมน้อย จนกระทั่ง สมการคิฟเฟอเรนเชียลและสมการพีชคณิตอยู่ในช่วงค่าผิดพลาดที่กำหนด (TOLERANCE) ตัวแปรของระบบจะถูกพิมพ์ผลหรือพลอตเป็นกราฟออกมา วิธีการอินทิเกรตสำหรับโปรแกรม TRNSYS จะใช้วิธี MODIFIER-EULER วิธีการคำนวณอริยาไค์ดังต่อไปนี้

ในการแก้สมการคิฟเฟอเรนเชียลของการเปลี่ยนแปลงตัวแปรตาม  $T$  ของระบบ ระหว่างเวลา  $(t-\Delta t)$  และเวลา  $t$

ที่เวลา  $t$  ค่าของตัวแปรตาม  $T^P$  จะทำนายจาก  $T_0$  และ  $(\frac{dT}{dt})_0$

$$T^P = T_0 + (\Delta t) \left(\frac{dT}{dt}\right)_0 \quad (1)$$

เมื่อ  $T^P$  เป็นค่าทำนายของตัวแปรตามที่เวลา  $t$

$T_0$  เป็นค่าของตัวแปรตามที่เวลา  $(t-\Delta t)$

$\Delta t$  เป็นช่วงเวลาที่หาคำตอบของสมการ

$(\frac{dT}{dt})_0$  เป็นค่าของอนุพันธ์ ของตัวแปรตามที่เวลา  $(t-\Delta t)$

ค่าทำนายของตัวแปรตาม  $T^P$  จะนำไปหาค่า  $T^C$  โดยที่ค่า  $(\frac{dT}{dt})$  เป็นฟังก์ชัน ของ  $t$  และ  $T^P$  คำตอบของสมการพีชคณิตของโมเดล

$$\frac{dT}{dt} = f(t, T^P, \text{คำตอบของสมการพีชคณิต}) \quad (2)$$

ค่าที่ถูกต้องของตัวแปรตาม  $T^C$  ได้จากการใช้ TRAPEZOIDAL RULE

$$T^C = T_0 + \frac{\Delta t}{2} \left[ \left(\frac{dT}{dt}\right)_0 + \frac{dT}{dt} \right] \quad (3)$$

ถ้า  $\frac{2(T^C - T^P)}{(T^C + T^P)} > \epsilon$  เมื่อ  $\epsilon$  เป็นค่า ERROR TOLERANCE

แล้ว  $T^P$  จะให้เท่ากับ  $T^C$  ถ้าไม่ได้ค่า ERROR TOLERANCE ตามที่กำหนดสมการ (2) และ (3) จะคำนวณซ้ำอีกจนกว่าจะได้ ERROR-TOLERANCE ตามต้องการ เมื่อคำนวณ ในช่วงเวลานั้นสมบูรณ์ วิธีการทั้งหมดก็จะคำนวณซ้ำอีกในช่วงเวลาต่อไป

## 2.3 โมเดลทางคณิตศาสตร์ของระบบย่อย

### 2.3.1 แผงรับแสงอาทิตย์แบบแผ่นราบ

ลักษณะโดยทั่วไป

โมเดลที่อธิบายสมรรถนะทางความร้อนของแผงรับแสงอาทิตย์โดยการไหลของของไหลแบบบังคับมีอยู่หลายแบบโมเดลของ HOTTEL<sup>1</sup> WHILLER<sup>2</sup> และ BLISS<sup>3</sup> หรือที่เขียนด้วยคำย่อเป็น HWB จะเหมาะสมในการจำลองปัญหาเพราะง่ายต่อการคำนวณ

ลักษณะทางคณิตศาสตร์

โมเดลของ HWB ได้อธิบายพลังงานที่นำไปใช้ประโยชน์,  $Q_u^o$  ไว้ดังนี้

$$Q_u^o = A F_R [ H_T \tau \alpha - U_L (T_i - T_a) ] = m^o C_p (T_o - T_i) \quad (4)$$

$$\text{เมื่อ } F_R = \frac{m^o C_p}{A U_L} \left[ 1 - \exp \left( - \frac{F' U_L A}{m^o C_p} \right) \right] \quad (5)$$

โดยที่

- A - พื้นที่แผงรับแสงอาทิตย์
  - $F_R$  - สัมประสิทธิ์การนำความร้อนจากแผงรับแสงอาทิตย์ไปใช้
  - $H_T$  - พลังงานแสงอาทิตย์แบบทั้งหมดต่อหน่วยพื้นที่ที่ได้รับบนระนาบเอียงต่อหน่วยเวลา
  - $\tau$  - ค่าการผ่านทะลุของกระจกปิด
  - $U_L$  - สัมประสิทธิ์การสูญเสียพลังงานความร้อนแบบทั้งหมด ต่อหน่วยพื้นที่แผงรับแสงอาทิตย์
  - $T_i$  - อุณหภูมิของน้ำที่เข้าแผงรับแสงอาทิตย์
  - $T_a$  - อุณหภูมิบรรยากาศ
  - $\alpha$  - ค่าการดูดกลืนรังสีของแผ่นดูดแสงอาทิตย์
  - $m^o$  - อัตราการไหลของน้ำที่ผ่านแผงรับแสงอาทิตย์
  - $T_o$  - อุณหภูมิของน้ำที่ออกจากแผงรับแสงอาทิตย์
  - $F'$  - สัมประสิทธิ์ประสิทธิภาพของแผงรับแสงอาทิตย์
- สัมประสิทธิ์ประสิทธิภาพของแผงรับแสง,  $F'$  หาได้จากสมการของ BLISS<sup>3</sup> หรือของ DUFFIE และ BECKMAN<sup>4</sup>

สัมประสิทธิ์การสูญเสียพลังงานความร้อนทั้งหมดของแผงรับแสงอาทิตย์,  $U_L$  หาได้จากสมการของ DUFFIE และ BECKMAN<sup>4</sup> หรือหาได้จากสูตรที่พัฒนาโดย KLIEN<sup>10</sup> ดังต่อไปนี้

$$U_L = \frac{3.6}{N} + \frac{(T_p^2 + T_a^2)(T_p - T_a)}{\frac{1}{\epsilon_p + 0.05N(1-\epsilon_p)} + \frac{2N + f - 1}{\epsilon_g} - N} + U_{be} \quad (6)$$

$$\frac{C}{T_p} \frac{(T_p - T_a)^{0.33}}{N+f} + \frac{1}{h_w}$$

เมื่อ  $h_w = 20.52 + 13.68 W \left( \frac{\text{กิโลจูล}}{\text{ชั่วโมง-ม}^2\text{-องศาเซลวิน}} \right)$

$$f = (1 - 0.04 h_w + 0.0005 h_w^2) (1 + 0.091N)$$

$$C = 365.9 (1 - 0.00883s + 0.0001298s^2)$$

โดยที่

- $U_L$  - สัมประสิทธิ์การสูญเสียพลังงานความร้อนทั้งหมดต่อหน่วยพื้นที่แผงรับแสงอาทิตย์
- $N$  - จำนวนของกระจกปิด
- $T_p$  - อุณหภูมิเฉลี่ยของแผ่นดูดแสงอาทิตย์
- $T_a$  - อุณหภูมิบรรยากาศ
- $U_{be}$  - สัมประสิทธิ์การสูญเสียพลังงานความร้อนต่อหน่วยพื้นที่ทางด้านล่างและขอบของแผงรับแสงอาทิตย์
- $W$  - ความเร็วลม
- $s$  - มุมเอียงของระนาบ
- $\epsilon_p$  - ค่าการปล่อยรังสีของแผ่นดูด
- $\epsilon_g$  - ค่าการปล่อยรังสีของกระจกปิด

โดยทั่วไปค่าการผ่านทะลุของกระจก  $N$  ชั้น,  $\tau$  เป็นฟังก์ชันของมุมที่รังสีตรงและรังสีกระจายตกกระทบพื้นผิวกระจก ถ้ามุมตกกระทบของรังสีกระจายประมาณค่าเฉลี่ยเป็นมุมไม่เกิน 60 องศา (แนะนำโดย HOTEL และ WOERTZ<sup>1</sup>) ค่าของ  $\tau$  กำหนดได้จากสูตรดังต่อไปนี้

$$\tau = H_B/H_T [\tau_{\theta_T} e^{KL/\cos(\theta_1)}] + H_D/H_T [\tau_{60}^1 e^{-KL/\cos(\theta_2)}] \quad (7)$$

เมื่อ  $\tau_x$  เป็นค่าการผ่านทะลุของกระจก  $N$  ชั้นสำหรับรังสีที่ตกบนพื้นผิวเอียงเป็นมุม  $x$  โดยไม่คำนึงถึงค่าการดูดรังสีของกระจก ค่าของ  $\tau_x$  หาได้จาก DUFFIE และ BECKMAN<sup>4</sup>



$$\text{และ } \theta_1 = \sin^{-1} [\sin(\theta_T)/n_g]$$

$$\theta_2 = \sin^{-1} [\sin(60)/n_g]$$

- โดยที่  $H_B$  - พลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีตรงต่อหน่วยพื้นที่ที่ได้รับบนระนาบเอียง ต่อหน่วยเวลา  
 $H_T$  - พลังงานแสงอาทิตย์แบบทั้งหมดต่อหน่วยพื้นที่ที่ได้รับบนระนาบเอียง ต่อหน่วยเวลา  
 $H_D$  - พลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีกระจายต่อหน่วยพื้นที่ที่ได้รับบนระนาบเอียง ต่อหน่วยเวลา  
 $KL$  - ผลคูณของสัมประสิทธิ์การสูญเสียของรังสีในเนื้อกระจกกับความหนาของกระจกปิด  
 $\tau$  - ค่าการผ่านทะลุของกระจกปิด  
 $\theta_T$  - มุมตกกระทบ ของพลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีตรงบนระนาบเอียง  
 $n_g$  - ครรชนหักเหรังสีของกระจก

สมการที่ 4 จะใช้ได้ต่อเมื่อของไหลถูกปั๊มผ่านแผงรับแสงอาทิตย์ ในเวลากลางคืน หรือในช่วงที่มีการแผ่รังสีของดวงอาทิตย์ต่ำ  $Q_u^0$  จะมีค่าเป็นศูนย์หรือติดลบ ปั๊มก็จะปิด ในทางปฏิบัติอุปกรณ์ควบคุมอุณหภูมิที่ทางออกของแผงรับแสงอาทิตย์,  $T_o$  จะควบคุมการทำงานของปั๊มด้วย เมื่อปั๊มปิด  $T_o$  จะคำนวณได้จากอุณหภูมิเฉลี่ยของแผ่นดูดแสงอาทิตย์

$$T_o = T_p = \frac{H_T \tau \alpha}{U_L} + T_a \quad (8)$$

วิธีการควบคุมปั๊มแสดงได้ดังนี้คือ

$$\begin{aligned} \text{ปั๊มเปิดเมื่อ } & T_o > T_i \\ \text{ปั๊มปิดเมื่อ } & T_o \leq T_i \end{aligned} \quad (9)$$

### 2.3.2 การควบคุมการเปิดเปิดปั๊มพร้อมด้วย HYSTERESIS

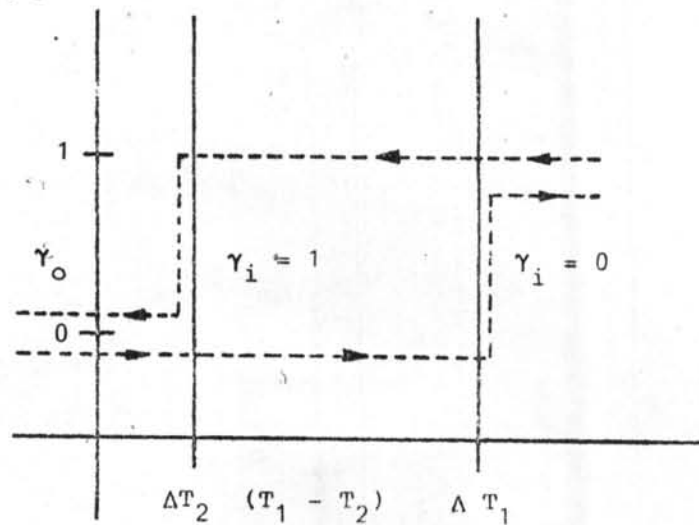
ลักษณะโดยทั่วไป

การควบคุมจะกำหนดเป็นฟังก์ชัน  $\gamma_o$  ซึ่งมีค่าเป็น 0 หรือ 1 ค่าของ  $\gamma_o$  จะเป็นฟังก์ชันของความแตกต่างระหว่างอุณหภูมิสูงกับต่ำ  $T_1$  และ  $T_2$  เปรียบเทียบกับความแตกต่างของอุณหภูมิ DEAD BAND  $\Delta T_1$  และ  $\Delta T_2$  ค่าของ  $\gamma_o$  ใหม่ จะขึ้นอยู่กับ  $\gamma_i = 0$  หรือไม่ ถ้า  $\gamma_i = 1$  การควบคุมโดยปกติจะใช้  $\gamma_o$  ต่อกับ  $\gamma_i$  เพื่อที่จะให้ได้ผล HYSTERESIS



ลักษณะทางคณิตศาสตร์

ฟังก์ชันควบคุมแสดงไว้ตามรูปต่อไปนี้



รูปที่ 2.3 ลักษณะฟังก์ชันควบคุมการทำงานของปั๊ม

อธิบายในเชิงคณิตศาสตร์ได้ดังนี้

ถ้า  $\gamma_i = 1$  และ  $\Delta T_2 \leq (T_1 - T_2), \gamma_o = 1$

ถ้า  $\gamma_i = 1$  และ  $\Delta T_2 > (T_1 - T_2), \gamma_o = 0$

ถ้า  $\gamma_i = 0$  และ  $\Delta T_1 \leq (T_1 - T_2), \gamma_o = 1$

ถ้า  $\gamma_i = 0$  และ  $\Delta T_1 > (T_1 - T_2), \gamma_o = 0$

โดยที่  $\Delta T_1$  - UPPER DEAD BAND

$\Delta T_2$  - LOWER DEAD BAND

$T_1$  - ค่าของอุณหภูมิสูงที่ใส่เข้าไป

$T_2$  - ค่าของอุณหภูมิต่ำที่ใส่เข้าไป

$\gamma_i$  - ฟังก์ชันควบคุมที่ใส่เข้าไป

$\gamma_o$  - ฟังก์ชันควบคุมที่ออกมา

ในการทำงานปกติค่า  $(T_1 - T_2)$  จะมีค่าใกล้เคียงกับ UPPER DEAD BAND และ LOWER DEAD BAND  $\gamma_o$  บางครั้งอาจจะปิดเปิดหลาย ๆ ครั้งในแต่ละช่วงของเวลา (STEP TIME) ที่กำหนด ที่เกิดขึ้นเช่นนี้เพราะว่า  $T_1$  และ  $T_2$  ที่เปลี่ยนแปลงในแต่ละครั้งอาจจะเป็นไปตามหรือไม่เป็นไปตามเงื่อนไขในการควบคุม เมื่อการควบคุมมีการสั่นเกิดขึ้นอาจจะเป็นสาเหตุให้การจำลองปัญหาผิดพลาดได้

### 2.3.3 ป้อน

ลักษณะโดยทั่วไป

โมเดลของป้อนจะระบุอัตราการไหลสูงสุดที่ป้อนสามารถส่งไปได้ อัตราการไหลที่ออกจากป้อนหาได้โดยใส่ฟังก์ชันควบคุมการทำงานที่อยู่ในช่วง 0-1 ในระบบพลังงานแสงอาทิตย์ ฟังก์ชันควบคุมการทำงานจะเป็น 0 หรือ 1 อุณหภูมิของน้ำที่ไหลเข้าป้อนจะเท่ากับอุณหภูมิของน้ำที่ออกจากป้อน

ลักษณะทางคณิตศาสตร์

$$M_o^o = \gamma M_o^{\max} \quad (10)$$

$$T_o = T_i \quad (11)$$

โดยที่

- $M_o^{\max}$  - อัตราการไหลสูงสุด
- $M_o^o$  - อัตราการไหลของน้ำที่ออกจากป้อน
- $\gamma$  - ฟังก์ชันควบคุมการทำงาน
- $T_i$  - อุณหภูมิของน้ำที่ไหลเข้าป้อน
- $T_o$  - อุณหภูมิของน้ำที่ไหลออกจากป้อน

### 2.3.4 การทำงานของเครื่องทำความร้อนเสริม

ลักษณะโดยทั่วไป

การปิดและการเปิดเครื่องทำความร้อนเสริมเป็นโมเดลที่มีการควบคุมแบบเทอร์โมสแตติก อยู่ภายในเครื่องทำความร้อนเสริมซึ่งจะควบคุมอุณหภูมิของน้ำที่จะนำไปใช้ให้มีอุณหภูมิเท่าที่กำหนดไว้ ขณะที่เครื่องทำความร้อนเสริมเปิดทำงานถ้าความต้องการความร้อนน้อยกว่าหรือเท่ากับความจุสูงสุดในเครื่องทำความร้อนเสริม อุณหภูมิของน้ำที่ออกมาจะเท่ากับอุณหภูมิที่กำหนดไว้ ถ้าความต้องการความร้อนมากกว่าความจุสูงสุดในเครื่องทำความร้อนเสริมอุณหภูมิของน้ำที่ออกมาจะคำนวณได้จากอุณหภูมิของน้ำที่เข้า และความจุสูงสุดในเครื่องทำความร้อนเสริม ขณะที่เครื่องทำความร้อนเสริมปิด อุณหภูมิของน้ำที่เข้าจะลดลงจนถึงความแตกต่างของอุณหภูมิ DEAD BAND เครื่องทำความร้อนเสริมก็จะเปิดทำงาน สังเกตว่าความจุสูงสุดของเครื่องทำความร้อนเสริมคืออัตราความ

## ร้อนสูงสุดที่สามารถเพิ่มให้แก่น้ำได้

ลักษณะทางคณิตศาสตร์

$$\text{ถ้า } \gamma = 0 \quad \text{และ} \quad (T_{\text{set}} - T_i) > T, \quad \gamma = 1$$

$$\text{ถ้า } \gamma = 0 \quad \text{และ} \quad (T_{\text{set}} - T_i) \leq T, \quad \gamma = 0$$

$$\text{ถ้า } \gamma = 1 \quad \text{และ} \quad T_o < T_{\text{set}}, \quad \gamma = 1$$

$$\text{ถ้า } \gamma = 1 \quad \text{และ} \quad T_o \geq T_{\text{set}}, \quad \gamma = 0$$

$$Q_{\text{aux}}^o = M_i C_{\text{pf}} (T_{\text{set}} - T_i) \quad (12)$$

$$T_o = (Q_{\text{max}}^o / M_i C_{\text{pf}}) + T_i \quad Q_{\text{aux}}^o > Q_{\text{max}}^o \quad (13)$$

$$T_o = (Q_{\text{aux}}^o / M_i C_{\text{pf}}) + T_i \quad Q_{\text{aux}}^o \leq Q_{\text{max}}^o \quad (14)$$

$$M_o^o = M_i \quad (15)$$

โดยที่

- $C_{\text{pf}}$  - ความร้อนจำเพาะของน้ำ
- $M_i^o$  - อัตราการไหลมวลของน้ำที่เข้าเครื่องทำความร้อนเสริม
- $M_o^o$  - อัตราการไหลมวลของน้ำที่ออกจากเครื่องทำความร้อนเสริม
- $Q_{\text{max}}^o$  - ความจุความร้อนสูงสุดของเครื่องทำความร้อนเสริม
- $Q_{\text{aux}}^o$  - อัตราความร้อนที่ต้องการ (พลังงานเสริม)
- $T_i$  - อุณหภูมิของน้ำที่เข้าเครื่องทำความร้อนเสริม
- $T_o$  - อุณหภูมิของน้ำที่ออกจากเครื่องทำความร้อนเสริม
- $T_{\text{set}}$  - อุณหภูมิของเครื่องทำความร้อนเสริมที่ตั้งไว้
- $\Delta T$  - ความแตกต่างของอุณหภูมิ
- $\gamma$  - ฟังก์ชันควบคุมการทำงานของเครื่องทำความร้อนเสริมมีค่าเป็น 0 หรือ 1

### 2.3.5 หน่วยแปลงค่าพลังงานแสงอาทิตย์

ลักษณะโดยทั่วไป

แผงรับแสงอาทิตย์แบบแผ่นราบ โดยทั่วไปจะติดตั้งเป็นมุมเอียงกับแนวระดับเพราะพลังงานแสงอาทิตย์แบบทั้งหมดที่ตกบนพื้นผิวเอียงจะมากกว่าบนระนาบระดับ แต่โดยที่ข้อมูลพลัง-

งานวัดค่าการแผ่รังสีบนระนาบระดับเมื่อเป็นเช่นนี้จำเป็นต้องประมาณการแผ่รังสีที่ตกบนพื้นที่ผิวเอียงจากการวัดการแผ่รังสีบนระนาบระดับ การประมาณการแผ่รังสีบนพื้นที่ผิวเอียงจะกระทำไม่ได้โดยตรง รังสีตรงและรังสีกระจายของพลังงานแสงอาทิตย์บนระนาบระดับจะต้องมีการประมาณค่า ซึ่งหาได้จากสมการของ LIU และ JORDAN<sup>8</sup>

ลักษณะทางคณิตศาสตร์

พลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีตรงและรังสีกระจายบนระนาบระดับ,  $H_b$  และ  $H_d$  แสดงไว้ดังนี้

$$\frac{H_d}{H} = 1.0045 + 2.613 k_t^3 - 3.5227 k_t^2 + 0.04349 k_t \quad (16)$$

เมื่อ

$$k_t = \frac{H}{H_0}$$

$$H_0 = (1 + 0.033 \cos(360n/365))(S_c \cos(\theta_h))$$

$$H_b = H - H_d$$

โดยที่

- $H_d$  - พลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีกระจายต่อหนึ่งหน่วยพื้นที่บนระนาบระดับ ต่อหน่วยเวลา
- $H$  - พลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีทั้งหมดต่อหนึ่งหน่วยพื้นที่บนระนาบระดับ ต่อหน่วยเวลา
- $H_0$  - พลังงานแสงอาทิตย์ที่บรรยากาศนอกโลกต่อหนึ่งหน่วยพื้นที่บนระนาบระดับ ต่อหน่วยเวลา
- $H_b$  - พลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีตรงต่อหนึ่งหน่วยพื้นที่บนระนาบระดับ ต่อหน่วยเวลา
- $S_c$  - ค่าคงที่สุริยะ

อัตราส่วนของพลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีตรงบนแผงรับแสงอาทิตย์เอียงกับพลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีตรงบนระนาบระดับ  $R_b$  หาได้จากความสัมพันธ์ [4]

$$R_d = \cos[\theta_h] / \cos[\theta_t]$$

$$\cos[\theta_h] = \cos[\delta] \cos[\delta] \cos[\omega] + \sin[\delta] \sin[\delta]$$

$$\begin{aligned} \cos[\theta_t] = & \cos[s] \sin[\delta] \sin[\delta] - \sin[\delta] \cos[\delta] \sin[s] \cos[\gamma] \\ & + \cos[\delta] \sin[\delta] \sin[\delta] \cos[\omega] \\ & + \cos[\omega] \cos[\delta] \sin[\gamma] \sin[\omega] \end{aligned}$$

$$\delta = 23.45 [(284 + n) 360/365]$$

$$\omega = 15 [\text{เที่ยงวัน} - \text{จำนวนชั่วโมงของวัน}]$$

ห้องสมุดคณะวิศวกรรมศาสตร์  
จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

โดยที่

$\phi$  - ละติจูดหรือเส้นรุ้ง (องศา)

$n$  - จำนวนวันของปี

$\delta$  - มุมเดคลิเนชัน (องศา)

$\omega$  - มุมเนื่องจากเวลา

$s$  - มุมเอียงของแผงรับแสงอาทิตย์

$\gamma$  - มุมแอสซิเมธของแผงรับแสงอาทิตย์

$\theta_h$  - มุมตกกระทบของพลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีตรงบนระนาบระดับ

$\theta_t$  - มุมตกกระทบของพลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีบนระนาบเอียง

อัตราส่วนของพลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีกระจายบนระนาบเอียง ต่อพลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีกระจายบนระนาบระดับ  $R_d$  ประมาณไว้ดังนี้

กำหนดค่าที่หามาโดยรอบไม่มีคุณสมบัติในการดูดพลังงานแสงอาทิตย์แต่มีคุณสมบัติทางสะท้อนแสงเพียงพอย่างเดียว สมการคำนวณอัตราพลังงานแสงอาทิตย์แบบทั้งสองคือ

$$H_T = H_b R_b + H_d R_d + H R_r \quad (18)$$

เมื่อ  $R_r = \rho (1 - \cos(s))/2$

$$R_d = (1 + \cos(s))/2$$

พลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีตรงและพลังงานแสงอาทิตย์แบบทั้งหมดบนระนาบเอียงหาได้จาก

$$H_B = H_b R_b \quad (19)$$

$$H_{DT} = H_d R_d + H R_r$$

โดยที่

$H_T$  - พลังงานแสงอาทิตย์แบบทั้งหมดต่อหนึ่งหน่วยพื้นที่บนระนาบเอียงต่อหน่วยเวลา

$H_b$  - พลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีตรงต่อหนึ่งหน่วยพื้นที่บนระนาบระดับ ต่อหน่วยเวลา

$H_d$  - พลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีกระจายต่อหนึ่งหน่วยพื้นที่บนระนาบระดับต่อหน่วยเวลา

$H$  - พลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีทั้งหมดต่อหนึ่งหน่วยพื้นที่บนระนาบระดับต่อหน่วยเวลา

$R_b$  - อัตราส่วนของพลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีตรงบนระนาบเอียงกับพลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีตรง บนระนาบระดับ

- $R_d$  - อัตราส่วนของพลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีกระจายบนระนาบเอียงกับพลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีกระจายบนระนาบระดับ
- $R_r$  - อัตราส่วนของพลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีสะท้อนบนระนาบเอียงกับพลังงานแสงอาทิตย์แบบทั้งหมดบนระนาบระดับ
- $\rho$  - คุณสมบัติการสะท้อนของพื้นโดยรอบระนาบ
- $s$  - มุมเอียงของระนาบ
- $H_B$  - พลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีตรงต่อหนึ่งหน่วยพื้นที่บนระนาบเอียง ต่อหน่วยเวลา
- $H_{DT}$  - พลังงานแสงอาทิตย์แบบรังสีกระจายทั้งหมดต่อหนึ่งหน่วยพื้นที่บนระนาบเอียงต่อหน่วยเวลา

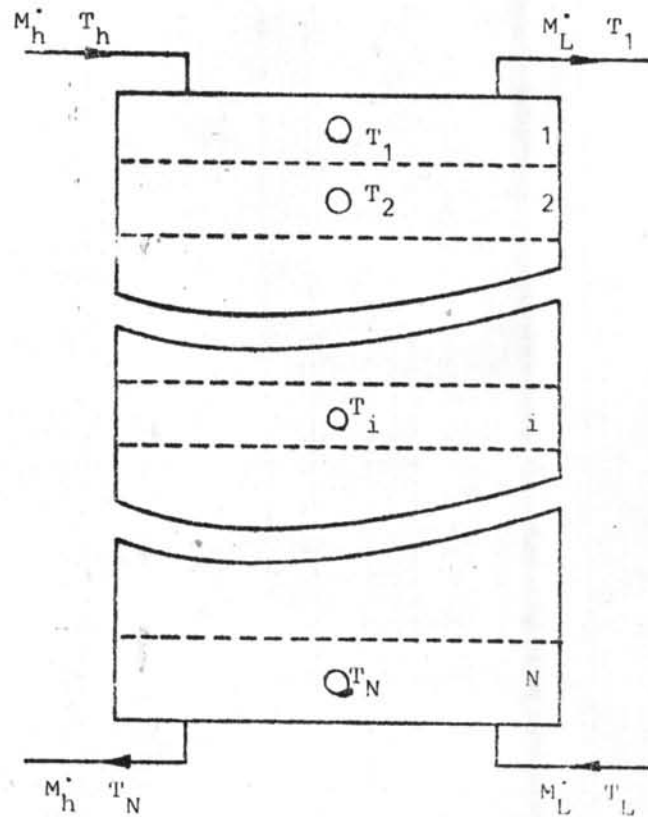
### 2.3.7 ดึงเก็บน้ำร้อน

#### ลักษณะทั่วไป

สมรรถนะของดึงเก็บน้ำร้อนเนื่องจากการแบ่งชั้นของน้ำภายในถังตามระดับอุณหภูมิ การจำลองปัญหาจะสมมุติฐานว่า ชั้นความร้อนของน้ำภายในถังมีทั้งหมด  $N$  ชั้น ถ้า  $N=1$  ผลของการแบ่งชั้นไม่มี ดึงเก็บน้ำร้อนที่แบ่งชั้นความร้อนของน้ำภายในถังออกเป็น 3 ชั้น (10) จะให้ผลถูกต้องพอประมาณ ถ้ากำหนดให้มีการแบ่งชั้นความร้อนของน้ำภายในถังมากขึ้นสมการดิฟเฟอเรนเชียลก็จะเพิ่มขึ้นตาม ทำให้การแก้สมการเพื่อหาอุณหภูมิของน้ำในแต่ละชั้นได้ยากขึ้นและน้ำร้อนที่ไหลออกจากแผงไหลเข้าถังในชั้นของความร้อนที่มีอุณหภูมิใกล้เคียงกัน การนำน้ำร้อนออกไปใช้และน้ำที่ผ่านปั๊มไป เข้าแผงรับแสงอาทิตย์จะมาจากส่วนบนและส่วนล่างของดึงเก็บน้ำร้อนตามลำดับ

#### ลักษณะทางคณิตศาสตร์

ให้  $\beta$  และ  $\gamma$  เป็นฟังก์ชันควบคุมการไหลของน้ำจากแผงรับแสงอาทิตย์เข้าสู่ดึงเก็บน้ำร้อน และน้ำจากดึงเก็บที่นำออกไปใช้ ดังแสดงในรูปที่ 2.4 เป็นลักษณะการแบ่งชั้นของน้ำในดึงเก็บน้ำร้อนตามระดับอุณหภูมิ สมการพลังงานของน้ำในชั้นที่  $i$  อาจเขียนได้ดังนี้



รูปที่ 2.4 ลักษณะการแบ่งชั้นความร้อนของน้ำภายในถัง

$$\begin{aligned}
 (M C_{pf})_i \frac{dT_i}{dt} &= \gamma_i C_h^o (T_h - T_i) + \sum_{j=1}^{i-1} \gamma_j C_h^o (T_{i-1} - T_i) + \beta_i C_L^o (T_L - T_i) \\
 &+ \sum_{k=(N+i-1)}^N \beta_k C_k^o (T_{i+1} - T_i) + UA_i (T_{ENV} - T_i) \quad (20)
 \end{aligned}$$

$$Q_{ENV}^o = \sum_{i=1}^N UA_i (T_i - T_{ENV}) \quad (21)$$

$$Q_{TANK}^o = C_h^o (T_1 - T_2) \quad (22)$$

โดยที่

$A_i$  - พื้นที่ผิวโดยรอบของชั้นที่  $i$  ของน้ำภายในถัง

$C_h^o$  - ความจุความร้อนของน้ำที่ออกจากแผงรับแสงอาทิตย์และที่ไหลเข้าแผงรับแสงอาทิตย์ ( $M_h^o C_{pf}$ )

$C_L^o$  - ความจุความร้อนของน้ำที่ไหลเข้าถังเก็บน้ำร้อนและที่ทิ้งออกไปให้ ( $M_L^o C_{pf}$ )



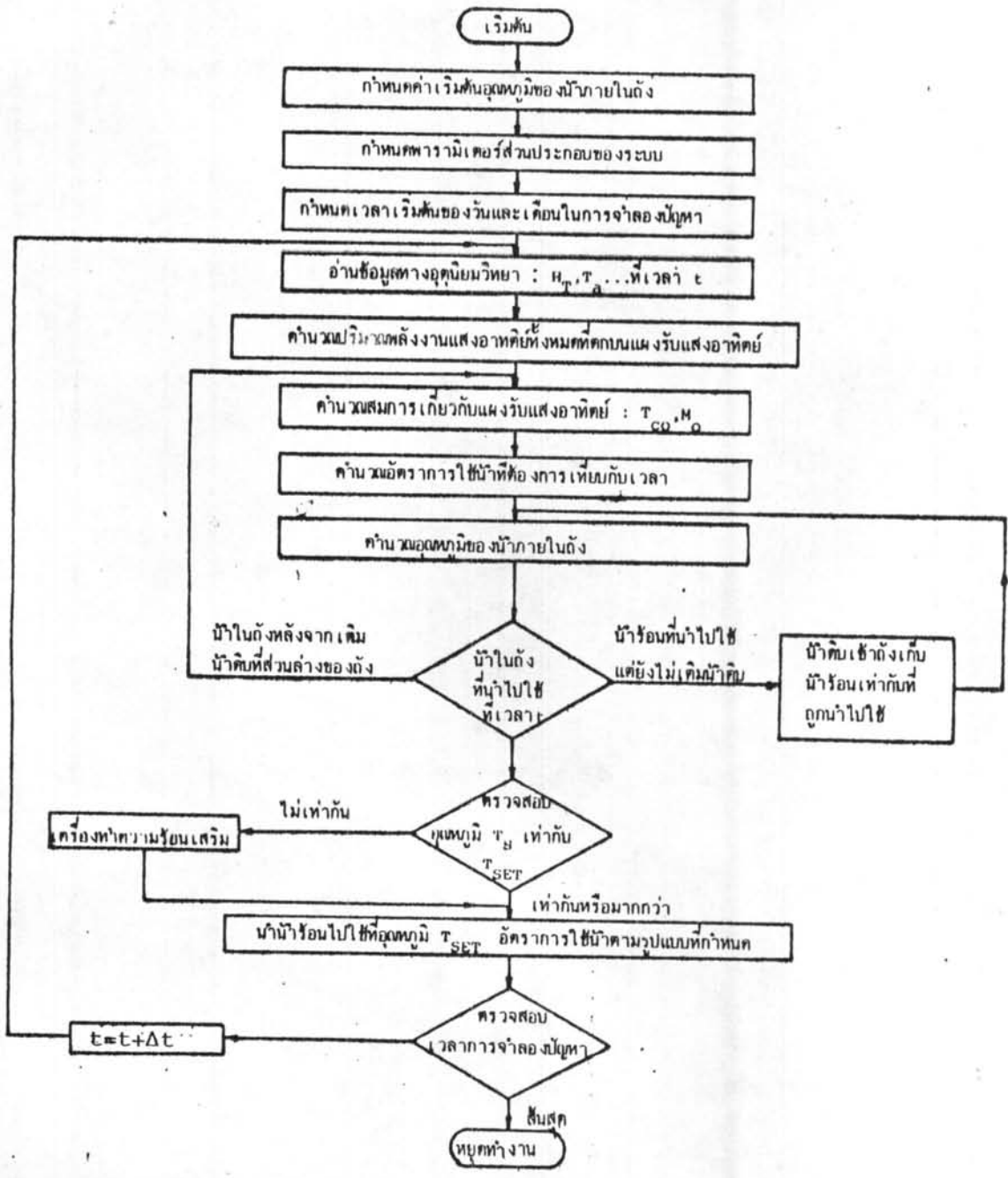
$C_{pf}$	- ความร้อนจำเพาะของน้ำ
$i$	- ชั้นความร้อนของน้ำภายในถัง $i=1$ หมายถึง ชั้นความร้อนของน้ำภายในถังที่ร้อนที่สุด
$M_i$	- มวลของน้ำในชั้นความร้อนที่ $i$ ของถังเก็บน้ำร้อน
$M_L$	- อัตราการไหลมวลของน้ำที่นำออกไปใช้ และอัตราการไหลของน้ำคืนที่ไหลกลับเข้าถังเก็บน้ำร้อน
$M_h^o$	- อัตราการไหลของน้ำที่เข้าและออกจากแผงรับแสงอาทิตย์
$N$	- จำนวนชั้นความร้อนของน้ำภายในถัง
$Q_{TANK}^o$	- อัตราที่ความร้อนสัมผัสออกจากถังเก็บน้ำร้อนไปยังภาระ (LOAD)
$Q_{ENV}^o$	- อัตราพลังงานที่สูญเสียสู่บรรยากาศรอบ ๆ ถัง
$H$	- ความสูงของถัง
$T_{ENV}$	- อุณหภูมิบรรยากาศรอบ ๆ ถัง
$T_i$	- อุณหภูมิในชั้นความร้อนที่ $i$ ของน้ำภายในถัง
$T_h$	- อุณหภูมิของน้ำที่ออกจากแผงรับแสงอาทิตย์เข้าถังเก็บน้ำร้อน
$T_L$	- อุณหภูมิของน้ำคืนที่เข้ามาแทนที่และอุณหภูมิของน้ำที่นำออกไปใช้
$U$	- สัมประสิทธิ์การสูญเสียความร้อนระหว่างถังเก็บน้ำร้อนกับบรรยากาศรอบ ๆ ถังต่อหนึ่งหน่วยพื้นที่
$V$	- ปริมาตรถังเก็บน้ำร้อน
$\Delta E$	- การเปลี่ยนแปลงพลังงานภายในถัง
$\rho_b$	- ความหนาแน่นของน้ำ
$t$	- เวลา

#### 2.4 โครงร่างของโปรแกรมคอมพิวเตอร์ในการจำลองปัญหาในระบบทำน้ำร้อนพลังงานแสงอาทิตย์

การออกแบบระบบทำน้ำร้อนพลังงานแสงอาทิตย์จะต้องรู้ถึงการกระทำร่วมกันของส่วนประกอบของระบบ การจำลองปัญหาโดยวิธีการทางคณิตศาสตร์ ของระบบผลิตน้ำร้อนพลังงานแสงอาทิตย์ที่ใช้ในการศึกษานี้เป็นวิธีการแทนส่วนประกอบของระบบแต่ละส่วนด้วยสมการทางคณิตศาสตร์ตามลำดับแล้วนำมารวมกันเป็นระบบ ระบบที่ได้ อาจจะเป็นสมการพีชคณิต สมการดิฟเฟอเรนเชียลหรือสมการอินทิกรัล ซึ่งสามารถใช้คำนวณผลลัพธ์ของตัวแปรที่ได้จากระบบจริงที่เป็น

ฟังก์ชันของเวลา เช่น อุณหภูมิน้ำร้อนที่ได้จากระบบ ฯลฯ การจำลองปัญหาทางคณิตศาสตร์จะหาคำตอบได้รวดเร็วเมื่อใช้คอมพิวเตอร์ โค้ดอะแกรมของโปรแกรมคอมพิวเตอร์ของระบบทำน้ำร้อนพลังงานแสงอาทิตย์ได้แสดงเป็นขั้นตอนได้ดังนี้

1. กำหนดค่าเริ่มต้นอุณหภูมิของน้ำภายในถังเก็บน้ำร้อน,  $T_S$
2. กำหนดพารามิเตอร์ของส่วนประกอบของระบบ
3. กำหนดเวลาเริ่มต้นของการจำลองปัญหา
4. อ่านข้อมูลทางอุณหภูมิจากข้อมูลที่ป้อนฟังก์ชันของเวลา  $H_T$ ,  $T_a$  เป็นต้น
5. คำนวณปริมาณพลังงานแสงอาทิตย์ที่ตกบนแผงรับแสงอาทิตย์
6. คำนวณสมการเกี่ยวกับแผงรับแสงอาทิตย์
7. คำนวณอัตราการใช้น้ำร้อนเทียบกับเวลาตามรูปแบบการใช้น้ำที่กำหนด
8. คำนวณอุณหภูมิของน้ำภายในถัง,  $T_S$
9. ตรวจสอบอุณหภูมิของน้ำภายในถัง,  $T_S$  กับอุณหภูมิที่กำหนดในการนำน้ำร้อนไปใช้ว่าเท่ากันหรือไม่ ถ้าไม่เท่ากันก็ใช้พลังงานเสริม ถ้าเท่ากันหรือมากกว่าก็สามารถนำน้ำร้อนไปใช้และน้ำดิบเข้ามาแทนที่เท่ากับที่น้ำออกไปใช้พร้อมกันนี้ น้ำจากส่วนล่างของถังก็ผ่านเข้าไปในแผงรับแสงอาทิตย์
10. ตรวจสอบเวลาสุดท้ายของการจำลองปัญหา ถ้ายังไม่ถึงเวลาสุดท้าย  $t = t + \Delta t$  แล้วกลับไปลำดับที่ 4



รูปที่ 2.5 ไคอะแกรมแสดงขั้นตอนคำนวณของคอมพิวเตอร์