TSF048

ปรากฏการณ์การถ่ายเทความร้อนแบบสัมผัสโดยตรงของคาร์บอนไดออกไซด์กับน้ำ Direct Contact Heat Transfer Phenomena of Carbon Dioxide and Water

สถาพร ทองวิค¹ ทนงเกียรติ เกียรติศิริโรจน์^{1*} และ อติพงศ์ นันทพันธุ์² ¹ ภาควิชาวิศวกรรมเครื่องกล คณะวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเชียงใหม่ อ.เมือง จ.เชียงใหม่ 50200 โทรศัพท์ 0-5394-4144 ต่อ 961 โทรสาร 0-5394-4145 ^{*}อีเมล์ tanong@dome.eng.cmu.ac.th ² กองศูนย์ฝึกอบรมแม่เมาะ การไฟฟ้าฝ่ายผลิตแห่งประเทศไทย อ.แม่เมาะ จ.ลำปาง 52220 โทรศัพท์ 0-5425-6932 โทรสาร 0-5425-6938 อีเมล์ atipoang.n@egat.co.th

Sathaporn Thongwik¹ Tanongkiat Kiatsiriroat^{1*} and Atipoang Nuntaphan²

¹ Department of Mechanical Engineering, Faculty of Engineering, Chiang Mai University, Muang, Chiang Mai 50200 Tel: 0-5394-4144 Ext. 961 Fax: 0-5394-4145 [•] Email: tanong@dome.eng.cmu.ac.th ² Mae Moh Training Center, Electricity Generating Authority of Thailand, Mae Moh, Lampang 52220 Tel: 0-5425-6932 Fax: 0-5425-6938 Email: atipoang.n@egat.co.th

บทคัดย่อ

งานวิจัยนี้ได้ศึกษาปรากฏการณ์ด้านการถ่ายเทความร้อนแบบ สัมผัสโดยตรงของคาร์บอนไดออกไซด์และน้ำซึ่งเป็นสารตัวกลาง เปลี่ยนเฟส โดยได้ทำการฉีดก๊าชคาร์บอนไดออกไซด์อุณหภูมิต่ำ ประมาณ -15 ถึง -60 องศาเซลเซียส เข้าผสมกับน้ำที่อุณหภูมิประมาณ 28 องศาเซลเซียส ภายในท่อทดลองที่ทำจากพลาสติกใส ขนาดเส้น ผ่านศูนย์กลาง 0.0762 เมตร ยาว 2 เมตร ที่อัตราการไหลของ คาร์บอนไดออกไซด์เท่ากับ 0.0032, 0.0064 และ 0.0085 กิโลกรัมต่อ วินาที ปริมาตรของน้ำ 1, 2 และ 3 ลิตร

จากการศึกษาพบว่าสมรรถนะการถ่ายเทความร้อนระหว่าง คาร์บอนไดออกไซด์ และน้ำ ขึ้นอยู่กับ อัตราการไหล และอุณหภูมิของ คาร์บอนไดออกไซด์ และปริมาตรของน้ำในท่อทดลอง และแบบจำลอง การถ่ายเทความร้อนแบบ Lump สามารถใช้คำนวณอุณหภูมิของน้ำ ภายในท่อทดลองได้เป็นอย่างดี

Abstract

This research studies the direct contact heat transfer phenomena of carbon dioxide and water which is the phase change media. In this work, low temperature carbon dioxide, approximately -15 to -60 °C, is injected into 28 °C water in the test tube having 0.0762 m diameter and 2 m long. The mass flow rate of carbon dioxide is 0.0032, 0.0064 and 0.0085 kg/s while the water volume is varied from 1, 2 and 3 liter

From this study, it is found that the heat transfer performance between carbon dioxide and water depends on the

mass flow rate and the temperature of carbon dioxide and volume of water in test tube. Moreover, lump model can be applied to this case and it can be predicted the temperature of the water quite well.

1. บทนำ

ปัจจุบัน ระบบปรับอากาศอาจกล่าวได้ว่าเป็นระบบที่มีการใช้ พลังงานไฟฟ้าสูงเมื่อเปรียบเทียบกับระบบอื่น ๆ ของอาคารพาณิชย์ ส่งผลให้ผู้ประกอบการต้องมีค่าใช้จ่ายด้านพลังงานไฟฟ้าจากระบบปรับ อากาศมาก หนทางหนึ่งในการแก้ปัญหาดังกล่าวคือ การนำเอาระบบ เก็บสะสมพลังงานในรูปน้ำแข็งมาใช้ประโยชน์ ซึ่งระบบดังกล่าวนี้ จะ ผลิตน้ำแข็งในในช่วงเวลาที่ราคาพลังงานไฟฟ้าต่ำที่สุด และนำมาใช้ใน การปรับอากาศในช่วงที่ราคาพลังงานไฟฟ้าต่ำที่สุด และนำมาใช้ใน การปรับอากาศในช่วงที่ราคาพลังงานไฟฟ้าสูง ซึ่งจากการวิจัยของ Chaichana et al. [1] พบว่าระบบเก็บสะสมพลังงานในรูปน้ำแข็ง สามารถลดดันทุนการใช้พลังงานไฟฟ้าได้สูงถึง 55% ต่อเดือน

อนึ่ง ในปัจจุบันนี้ได้มีการนำเอาระบบเก็บสะสมพลังงานในรูป น้ำแข็งมาใช้กับการปรับอากาศของอาคารพาณิชย์ต่างๆ โดยส่วนใหญ่ แล้วระบบที่นำมาใช้งาน จะออกแบบให้ ระบบท่อของคอยล์เย็น (Evaporator) แข่อยู่ในถังน้ำ และน้ำแข็งที่เกิดขึ้นจะสะสมดัวอยู่ โดยรอบของท่อคอยล์เย็น ซึ่งน้ำแข็งจะหนาขึ้นเรื่อยๆ ตามระยะเวลา จากคุณสมบัติของน้ำแข็งที่มีค่าการนำความร้อนค่อนข้างต่ำ ทำให้การ ถ่ายเทความร้อนจากน้ำสู่สารทำความเย็นในคอยล์เย็นทำได้ยาก ประสิทธิภาพการทำงานของระบบจึงต่ำลงตามความหนาของน้ำแข็งที่ เพิ่มขึ้น

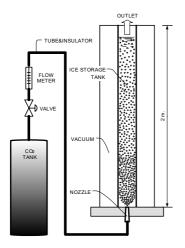
ME NETT 20th หน้าที่ 1199 TSF048

TSF048

หนทางหนึ่งในการแก้ปัญหาดังกล่าวคือ การนำเอาเทคนิคการ ถ่ายเทความร้อนแบบสัมผัสโดยตรงมาใช้ประโยชน์ โดยมีหลักการ ทำงานคือ สารทำความเย็นจะถูกฉีดเข้าไปผสมกับน้ำในถัง ทำให้น้ำมี อุณหภูมิลดลงจนกลายเป็นน้ำแข็ง ในขณะที่สารทำความเย็นเมื่อ แลกเปลี่ยนความร้อนกับน้ำแล้วจะมีอุณหภูมิสูงขึ้น และไหลออกจากถัง น้ำทางด้านบน

จากงานวิจัยที่ผ่านมา [2-5] พบว่า ระบบเก็บสะสมพลังงานในรูป น้ำแข็งที่ใช้เทคนิคการถ่ายเทความร้อนแบบสัมผัสโดยตรงมีสมรรถนะ สูง กว่าระบบแบบปกติ โดยมีค่าประสิทธิผลของการถ่ายเทความร้อน เข้าใกล้ 100% แต่อย่างไรก็ตามระบบดังกล่าวมีจุดอ่อนคือ สารทำ ความเย็นที่ใช้มักจะละลายในน้ำ รวมทั้งสารทำความเย็นที่ไหลออกจาก ถังน้ำมีความชื้นสูง ซึ่งส่งผลเสียต่อระบบทำความเย็น ดังนั้นการเลือก ประเภทของสารทำความเย็นจึงมีความสำคัญต่อระบบมาก ซึ่งใน งานวิจัยนี้ มีแนวคิดที่จะนำเอาคาร์บอนไดออกไซต์มาใช้ทดแทนสารทำ ความเย็น ทั้งนี้เนื่องจากสารดังกล่าวได้มีการนำมาใช้ในระบบทำความ เย็นหรือปั้มความร้อนเพิ่มมากขึ้นในปัจจุบัน ประกอบกับสารดังกล่าว สามารถละลายน้ำได้น้อย จึงน่าที่จะเหมาะสมกับระบบผลิตน้ำแข็งแบบ สัมผัสโดยตรง

ดังนั้น งานวิจัยนี้จึงได้ศึกษาปรากฏการณ์ที่เกิดขึ้นในขณะเกิดการ ถ่ายเทความร้อนแบบสัมผัสโดยตรงระหว่างคาร์บอนไดออกไซด์และน้ำ รวมทั้งผลของพารามิเตอร์ต่างๆ ที่เกี่ยวข้อง ซึ่งข้อมูลที่ได้รับจะเป็น ประโยชน์ต่อการพัฒนาระบบเก็บสะสมพลังงานในรูปน้ำแข็งในอนาคต



รูปที่ 1 อุปกรณ์การทดลอง

2. อุปกรณ์และวิธีการทดลอง

รูปที่ 1 แสดงอุปกรณ์การทดลอง ซึ่งมีหลักในการทดลองคือ จะ ฉีดก๊าชคาร์บอนไดออกไซด์อุณหภูมิด่ำประมาณ -15 ถึง -60 องศา เซลเซียส เข้าผสมกับน้ำที่อุณหภูมิประมาณ 28 องศาเซลเซียส ภายใน ท่อทดลองที่ทำจากพลาสติกใส ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 0.0762 เมตร ยาว 2 เมตร ที่อัตราการไหลของคาร์บอนไดออกไซด์เท่ากับ 0.0032, 0.0064 และ 0.0085 กิโลกรัมต่อวินาที ปริมาตรของน้ำ 1, 2 และ 3 ลิตร ทำการวัดอุณหภูมิของน้ำที่ดำแหน่งต่าง ๆ รวมทั้งอุณหภูมิด้าน เข้าท่อทดลองของคาร์บอนไดออกไซด์ โดยใช้เทอร์โมคับเปิลชนิด K ซึ่งมีความความคลาดเคลื่อนของการวัดคือ ±0.1 องศาเซลเซียส และ บันทึกข้อมูลด้วยเครื่องบันทึกข้อมูล (Data Logger) อนึ่งค่าอัตราการ ไหลของคาร์บอนไดออกไซด์จะคำนวณจากการชั่งน้ำหนักก๊าซในถังที่ เหลือ ที่เวลาต่างๆ

อนึ่ง งานวิจัยนี้ จะศึกษาการถ่ายเทความร้อนในช่วงที่ลดอุณหภูมิ น้ำลง จากอุณหภูมิห้องจนถึงจุดเยือกแข็งเท่านั้น โดยปรากฏการณ์ของ การเปลี่ยนเฟสของน้ำแข็งยังไม่แสดงผลการวิจัยในบทความฉบับนี้

3. ผลการทดลองและวิจารณ์

รูปที่ 2-4 แสดงการเปลี่ยนแปลงอุณหภูมิของน้ำในถัง เมื่อฉีด คาร์บอนไดออกไซด์อุณหภูมิด่ำเข้าผสม โดยรูปที่ 2 เป็นกรณีของน้ำ ปริมาตร 3 ลิตร อัตราการไหลของคาร์บอนไดออกไซด์ที่ 0.0032, 0.0064 และ 0.0085 กิโลกรัมต่อวินาที พบว่าในขณะปริมาตรของน้ำ เท่ากัน ที่อัตราการไหล 0.0085 กิโลกรัมต่อวินาที สามารถลดอุณหภูมิ ของน้ำได้เร็วกว่าของกรณีที่มีอัตราการไหลของมวลมีค่าเท่ากับ 0.0064 และ 0.0032 กิโลกรัมต่อวินาที ตามลำดับ แสดงให้เห็นว่าอัตราการไหล ของคาร์บอนไดออกไซด์ มีผลต่อการลดอุณหภูมิของน้ำ นั่นคือที่อัตรา การไหลสูงกว่าความสามารถในการถ่ายเทความร้อน จะเพิ่มขึ้นตามไป ด้วย ส่งผลให้อุณหภูมิของน้ำลดลงในอัตราที่รวดเร็วกว่า

รูปที่ 3 แสดงก[้]ารเปลี่ยนแปลงอุณหภูมิของน้ำในถังกักเก็บ ที่อัตรา การไหลของคาร์บอนไดออกไซด์ 0.0064 กิโลกรัมต่อวินาที ปริมาตรน้ำ จำนวน 1, 2 และ 3 ลิตร พบว่าที่ปริมาตรน้ำจำนวน 1 ลิตร สามารถลด อุณหภูมิของน้ำได้เร็วกว่า 2 และ 3 ลิตร ตามลำดับ แสดงให้เห็นว่า ปริมาตรของน้ำที่ถ่ายเทความร้อนด้วยเทคนิคการสัมผัสโดยตรงนี้มีผล ต่อการลดอุณหภูมิของน้ำ คือที่ปริมาตรน้ำน้อยกว่าความร้อนที่สะสมอยู่ ในน้ำก็น้อยตามไปด้วยทำให้สามารถลดอุณหภูมิได้เร็วกว่า

รูปที่ 4 แสดงการเปลี่ยนแปลงอุณห_ภูภูมิขอ[้]งน้ำในถังกักเก็บ ในการ เก็บสะสมความร้อนแบบสัมผัสโดยตรง ที่ปริมาตรน้ำจำนวน 3 ลิตร อัตราการไหลของคาร์บอนไดออกไซด์ 0.0064 กิโลกรัมต่อวินาที อุณหภููมิของคาร์บอนไดออกไซด์ด้านเข้าถังน้ำเท่ากับ -16, -45 และ -57 องศาเซลเซียส ตามลำดับ พบว่าอุณหภููมิของคาร์บอนไดออกไซด์ ด้านเข้าถังน้ำ มีผลต่อการลดอุณหภููมิของน้ำในถังกักเก็บ โดยในกรณี ของผลต่างระหว่างอุณหภููมิของน้ำและคาร์บอนไดออกไซด์สูงอัตราการ ลดลงของอุณหภููมิน้ำในถังเก็บจะเพิ่มสูงขึ้น

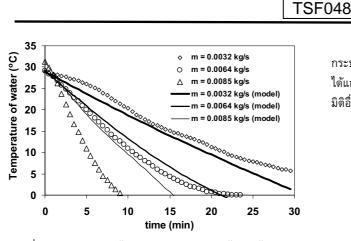
อนึ่ง กระบวนการแลกเปลี่ยนความร้อนที่เกิดขึ้นระหว่าง คาร์บอนไดออกไซด์ และน้ำ สามารถคำนวณการเปลี่ยนแปลงอุณหภูมิ น้ำที่เกิดขึ้น โดยอาศัยแบบจำลองการถ่ายเทความร้อนแบบ Lump ดังต่อไปนี้

$$T_{W}^{t+\Delta t} = T_{W}^{t} + \frac{(\dot{m}C_{p})_{CO_{2}}(T_{CO_{2},out} - T_{CO_{2},in})\Delta t}{(mC_{p})_{W}}$$
(1)

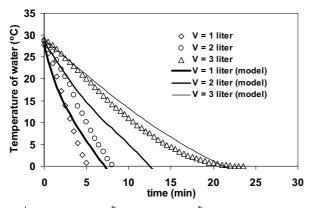
โดยที่ T คืออุณหภูมิ *m*่ คืออัตราการไหลเซิงมวล Cp คือ ค่า ความจุความร้อนจำเพาะ *m* คือมวล t คือเวลา ตัวห้อย W คือน้ำ ตัวห้อย CO₂ คือ คาร์บอนไดออกไซด์ ตัวห้อย in และ out คือ สภาวะด้านเข้าและออกตามลำดับ

ME NETT 20th หน้าที่ 1200 TSF048

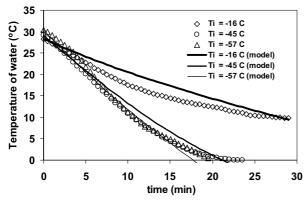
18-20 October 2006, Mandarin Golden Valley Hotel & Resort Khao Yai, Nakhon Ratchasima

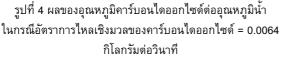


รูปที่ 2 ผลของอัตราการไหลเชิงมวลของคาร์บอนไดออกไซด์ต่อ อุณหภูมิน้ำ ในกรณีปริมาตรน้ำ = 3 ลิตร



รูปที่ 3 ผลของปริมาตรน้ำในถังต่ออุณหภูมิน้ำ ในกรณีอัตราการไหล เชิงมวลของคาร์บอนไดออกไซด์ = 0.0064 กิโลกรัมต่อวินาที





จากรูปที่ 2-4 พบว่าแบบจำลองดังกล่าวสามารถนำมาประยุกต์ใช้ ทำนายอุณหภูมิของน้ำได้ดีพอสมควร และความคลาดเคลื่อนที่เกิดขึ้น อาจเนื่องมาจากผลของการสูญเสียความร้อนออกสู่สิ่งแวดล้อม รวมทั้ง ความคลาดเคลื่อนของการควบคุมอัตราการไหล และอุณหภูมิของ คาร์บอนไดออกไซด์ที่ฉีดเข้าไปในน้ำ งานวิจัยนี้ยังได้ศึกษาผลของตัวแปรไร้มิติต่างๆ ที่ส่งผลต่อ กระบวนการถ่ายเทความร้อนที่เกิดขึ้น โดยตัวแปรไร้มิติที่นำมาศึกษา ได้แก่ Stanton Number (*St*) Stefan Number (*Ste*) และตัวแปรไร้ มิติอื่นๆ ที่ เกี่ยวข้องกับสภาวะการทดลอง ดังต่อไปนี้

$$St = \frac{U_V V}{(\dot{m}C_p)_{CO_2}}$$
(2)

$$Ste = \frac{C_{PW}(\Delta T)_{lm}}{\lambda_W}$$
(3)

$$\gamma = \frac{L_W}{D_W} \tag{4}$$

$$\xi = \frac{P_{CO_2}}{P_W} \tag{5}$$

โดยที่ U_{V} คือ สัมประสิทธิ์การถ่ายเทความร้อนเชิงปริมาตร Vคือปริมาตรของน้ำในถัง λ_{W} คือค่าความร้อนแฝงของการแข็งตัวของ น้ำ ΔT_{lm} คืออุณหภูมิแตกต่างเชิงล๊อกของกระบวนการถ่ายเทความ ร้อนที่เกิดขึ้น γ คือตัวแปรไร้มิติของสัดส่วนความสูงของน้ำในถัง (L_{W}) ต่อขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางของถังน้ำ $(D_{W}) \zeta$ คือตัวแปรไร้ มิติของสัดส่วนความดันของคาร์บอนไดออกไซด์ (P_{CO_2}) ต่อความดัน น้ำในถังที่ระดับหัวฉีด (P_{W})

อนึ่งค่า U_V และ ΔT_{lm} คำนวณได้จากสมการดังนี้

$$(\Delta T)_{lm} = \frac{(T_w - T_{CO_2,in}) - (T_w - T_{CO_2,out})}{\ln[(T_w - T_{CO_2,in})/(T_w - T_{CO_2,out})]}$$
(6)

$$U_V = \frac{Q}{V(\Delta T)_{lm}} \tag{7}$$

โดยที่ V คือปริมาตรน้ำในถัง และ Q คืออัตราการถ่ายเทความร้อน ความสัมพันธ์ของตัวแปร St กับตัวแปรไร้มิดิอื่นๆ แสดงดัง สมการต่อไปนี้

$$St = 0.0027717 Ste^{-0.63937} \gamma^{0.58989} \xi^{0.97739}$$
(8)

เมื่อเปรียบเทียบค่าที่คำนวณได้จากสมการ (8) กับผลการทดลอง พบว่าโมเดลที่พัฒนาขึ้นสามารถทำนายผลการทดลองโดย 68% ของ ค่าที่ประเมินได้ เบี่ยงเบนจากข้อมูลการทดลอง ± 20%

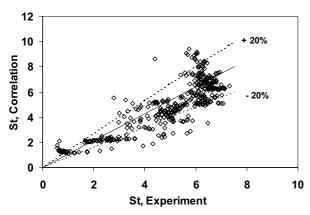
อนึ่ง สมการ (8) ได้บ่งบอกถึงปัจจัยที่ส่งผลต่อการแลกเปลี่ยน ความร้อนแบบสัมผัสโดยตรง กล่าวคือ ตัวเลข St ซึ่งบ่งบอกถึง สมรรถนะการถ่ายเทความร้อนแบบสัมผัสโดยตรงจะแปรผกผันกับ ดัวเลข Ste ทั้งนี้เนื่องจากอิทธิพลของอัตราการไหลเชิงมวลของ คาร์บอนไดออกไซด์ ในกรณีที่อัตราการไหลเชิงมวลของ คาร์บอนไดออกไซด์ ในกรณีที่อัตราการไหลเชิงมวลของ การ์บอนไดออกไซด์ ในกรณีที่อัตราการไหลเชิงมวลของ การ์บอนไดออกไซด์ ในกรณีที่อัตราการไหลเชิงมวลของ การ์บอนไดออกไซด์ ในกรณีที่อัตราการไหลเชิงมวลของ ถาร์บอนไดออกไซด์ เพิ่มขึ้นเล็กน้อย จะส่งผลทำให้ค่าสัมประสิทธิ์การ ถ่ายเทความร้อนเชิงปริมาตร (U_V) เพิ่มขึ้นเป็นอย่างมาก ทั้งนี้ เนื่องจากว่าลักษณะการฉีดคาร์บอนไดออกไซด์เข้าสู่น้ำในงานวิจัยนี้ เป็นแบบกระจาย (Disperse) ก่อให้เกิดการปั่นป่วนสูง ดังนั้นการเพิ่ม อัตราการไหลเชิงมวล จะส่งผลทำให้ค่า St เพิ่มขึ้น แต่อย่างไรก็ตาม

TSF048

การเพิ่มอัตราการไหลเชิงมวลจะส่งผลให้ อุณหภูมิแตกต่างเชิงล๊อก ลดลง ซึ่งเป็นปรากฏการณ์ที่เกิดขึ้นในเครื่องแลกเปลี่ยนความร้อน โดยทั่วไป และส่งผลให้ค่า Ste ลดลงตามไปด้วย

ในกรณีของค่าดัวแปรไร้มิติ y พบว่ามีผลลัพธ์ที่แปรผันกับค่า St ปรากฏการณ์เนื่องมาจากการแลกเปลี่ยนความร้อนระหว่างน้ำที่ บรรจุในภาชนะผอม-สูง กับคาร์บอนไดออกไซด์ที่ฉีดเข้ามาทางด้านล่าง ของถัง ดีกว่าในกรณีของน้ำที่บรรจุในภาชนะผอม-เตี้ย เพราะช่วงเวลา ที่คาร์บอนไดออกไซด์สัมผัสกับน้ำในกรณีของภาชนะผอม-สูง จะ ยาวนานกว่า 1.

กรณีของอิทธิพลของดัวแปรไร้มิติ 5 ที่มีต่อสมรรถนะการถ่ายเท ความร้อน หรือค่า St พบว่าค่า 5 แปรผันกับค่า St เช่นเดียวกัน ทั้งนี้เนื่องมาจาก กรณีที่ความดันในระบบท่อของคาร์บอนไดออกไซด์ สูง จะส่งผลให้ความเร็วของคาร์บอนไดออกไซด์ที่ออกจากหัวฉีดสูงตาม ไปด้วย ดังนั้นการกระจายตัวของคาร์บอนไดออกไซด์ในน้ำจะดีกว่า กรณีที่ความดันต่ำ ซึ่งส่งผลให้ค่า U_r เพิ่มขึ้น และค่า St เพิ่มขึ้น ตามไปด้วย



ฐป 5 การเปรียบเทียบ St จากการคำนวณและผลการทดลอง

อนึ่ง ผลการทดลองที่นำเสนอในบทความนี้ ยังเป็นเพียงการศึกษา ปรากฏการณ์ต่าง ๆ ที่เกิดขึ้นในเบื้องต้นเท่านั้น ซึ่งการศึกษาโดย ละเอียดจะดำเนินการในขั้นต่อไป

4. สรุปผลการวิจัย

อิทธิพลที่ส่งผลต่อการถ่ายเทความร้อนแบบสัมผัสโดยตรงระหว่าง น้ำและคาร์บอนไดออกไซด์ คือ ปริมาตรน้ำ อุณหภูมิ อัตราการไหลเชิง มวล และความดันของคาร์บอนไดออกไซด์ ตลอดจนลักษณะทาง กายภาพของถังบรรจุน้ำ

แบบจำลองแบบ Lump สามารถนำมาประยุกต์ใช้คำนวณหา อุณหภูมิของน้ำที่เวลาต่างๆ ได้ดี รวมทั้งโมเดลการถ่ายเทความร้อน แบบสัมผัสโดยตรง ที่พัฒนาขึ้นสามารถทำนายผลการทดลองได้ ประมาณ 68% โดยมีค่าเบี่ยงเบน ± 20%

กิตติกรรมประกาศ

คณะผู้วิจัยขอขอบคุณ การไฟฟ้าฝ่ายผลิตแห่งประเทศไทย ที่ได้ ให้ความอนุเคราะห์ด้านสถานที่ และสิ่งอำนวยความสะดวกด้านการวิจัย ต่างๆ

เอกสารอ้างอิง

- Chaichana, C. William, W.S.C., and Lu A., 2001.
 An ice thermal storage computer model. Applied Thermal Engineering. Vol. 21, pp. 1769-1778.
- [2] Ayres, J.M., Sowell, E.F., and Lau, H., 1985. Performance of commercial cool storage system. Vol. 1-2. CA: Electric Power Research Institute.
- Blair, C.K., 1976. Heat transfer characteristics of a threephase volume boiler direct contact heat exchanger. M.S. Thesis, University of Utha, Salt Lake City.
- [4] Sideman, S., and Gat, Y., 1966. Direct contact heat transfer with change of phase: spray column study of three phase heat exchanger. AICHE Journal., Part 1, Vol. 95, pp. 1206-1213.
- [5] Kiatsiriroat, T., Siriplubpla, P., Nuntaphan, A., 1998.
 Performance Analysis of a Refrigeration Cycle Using a Direct Contact Evaporator. Int. J. Energy Research, Vol. 22, pp. 1179-1190.

รายการสัญลักษณ์

- C_p = ค่าความจุความร้อนจำเพาะ (J/kgK)
- D_W = ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางถังน้ำ (m)
- L_w = ความสูงของน้ำในถัง (m)
- m = มวล (kg)
- *m*่ = อัตราการใหลเชิงมวล (kg/s)
- P = ความดัน (Pa)
- St = Stanton Number
- Ste = Stefan Number
- *t* = เวลา (min)
- *T* = อุณหภูมิ (°C)
- ΔT_{lm} = อุณหภูมิแตกต่างเชิงล๊อก (°C)
- _{Uv} = สัมประสิทธิ์การถ่ายเทความร้อนเชิงปริมาตร (W/m³K)
- V = ปริมาตรของน้ำในถัง (m³)
- λ_W = ความร้อนแฝงของการแข็งตัวของน้ำ (J/kg)
- γ = ตัวแปรไร้มิติ
- ξ = ตัวแปรไร้มิติ

<u>ตัวห้อย</u>

- W = น้ำ CO_2 = คาร์บอนไดออกไซด์
- *in* = สภาวะด้านเข้า

ME NETT 20th หน้าที่ 1202 TSF048

School of Mechanical Engineering , Suranaree University of Technology