

การสร้างแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ของหอพิ่งน้ำ



นาย แท้ ลีมประสีกธิศักดิ์



ศูนย์วิทยทรัพยากร จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

วิทยานิพนธ์นี้เป็นส่วนหนึ่งของการศึกษาตามหลักสูตรปริญญาวิศวกรรมศาสตรมหาบัณฑิต
ภาควิชาวิศวกรรมเครื่องกล
บัณฑิตวิทยาลัย จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

พ.ศ. 2535

ISBN 974-581-319-2

ลิขสิทธิ์ของบัณฑิตวิทยาลัย จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

018497
๑๒๓๔๕๖๗๘๙๐

MATHEMATICAL MODELLING OF A BUILT-UP COOLING TOWER

MR. NATEE LIMPHRASITTI SAK

ศูนย์วิทยบรพยากร
จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

A Thesis Submitted in Partial Fulfillment of the Requirements

for the Degree of Master of Engineering

Department of Mechanical Engineering

Graduate School

Chulalongkorn University

1992

ISBN 974-581-319-2

ผู้อวุโสในพนธ์ การสร้างแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ของหอยฝึกน้ำ
โดย นาย นพิ ลัมประสีกิจศักดิ์
ภาควิชา วิศวกรรมเครื่องกล
อาจารย์ที่ปรึกษา รองศาสตราจารย์ ดร. เวชพุติ

บัณฑิตวิทยาลัย จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย อนุมัติให้นับวิทยานิพนธ์ฉบับนี้เป็นส่วนหนึ่ง
ของการศึกษาตามหลักสูตรปริญญามหาบัณฑิต

..... คณบดีบัณฑิตวิทยาลัย
(ศาสตราจารย์ ดร. ถาวร วัชราภิญ)

คณะกรรมการสอบวิทยานิพนธ์

..... ประธานกรรมการ
(รองศาสตราจารย์ ดร. มาโนช ทองประเสริฐ)

..... ที่. เวชพุติ อาจารย์ที่ปรึกษา
(รองศาสตราจารย์ ดร. เวชพุติ)

..... กรรมการ
(รองศาสตราจารย์ ดร. วิทยา ยังเจริญ)

..... กรรมการ
(ผู้ช่วยศาสตราจารย์ ฤชากร จิรากลาสาน)

..... กรรมการ
(นาย กิตติพงศ์ เทเมียะประดิษฐ์)



นติ ลัมประสีกิจศักดิ์ : การสร้างแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ของหอสีงน้ำ (MATHEMATICAL MODELLING OF A BUILT-UP COOLING TOWER) อ.ก.ปริญญา : รศ.ดร. เวชพุทธิ,
197 หน้า. ISBN 974-581-319-2

วิทยานิพนธ์นี้ประกอบด้วย การออกแบบและสร้างหอสีงน้ำ เพื่อกำกับลดลงหาความสัมพันธ์ระหว่างอัตราการไหหลอยน้ำ ความแปรผันต่างๆระหว่างอุณหภูมิของน้ำที่ไหเหล็กและไหอลอกจากหอสีงน้ำ กับอุณหภูมิกระเพาะเปียกของอากาศ สำหรับเปลี่ยนแปลงอัตราการไหหลอยน้ำ ตั้งแต่ $1.4 - 2.1$ ลูกบาศก์-เมตรต่อชั่วโมง เป็นไปตามความแปรผันต่างๆระหว่างอุณหภูมิของน้ำที่ไหเหล็กและไหอลอกจากหอสีงน้ำ ตั้งแต่ $1.3 - 7.9^{\circ}\text{C}$ และเปลี่ยนแปลงอุณหภูมิกระเพาะเปียกของอากาศ ตั้งแต่ $18.7 - 27.5^{\circ}\text{C}$ ผลการทดลองสีงน้ำไปสร้างแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ แล้วนำไปเปรียบเทียบกับค่าตอบแทนทฤษฎี ในการวิเคราะห์ทางคณิตศาสตร์ ได้ล้มมูลให้ ลัมการของเว็บทัลปีของอากาศอิ่มน้ำ เป็นลัมการอย่างง่าย โดยให้เป็นฟังก์ชันของอุณหภูมิ และ แรงขับโดยเฉลี่ยซึ่งมีค่าเท่ากับค่าเฉลี่ยทางเลขคณิตของแรงขับ รูปแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ เมื่อเปรียบเทียบผลการทดลองกับผลการทดลอง แล้วได้ผลเป็นกี่น้ำพื้นพื้น โดยได้ค่าลัมประสีกิจ-ลัมสัมภันธ์เชิงช้อน (R^2) > 0.997

ลัมการแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ แล้วไก่เหล็กรูปแบบ โดยความสัมพันธ์ระหว่างที่ว่าเปรียบเท่าๆ กับจำนวนและข้างต้น นอกจากราชี ได้ก่อต่องไว้รูปที่ว่าไป ของแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ กับข้อมูลลัมธรรมทางเทคโนโลยีของน้ำที่ใช้ในห้องทดลอง ได้ค่าลัมประสีกิจลัมสัมภันธ์เชิงช้อน (R^2) > 0.952 ซึ่งจะเป็นประโยชน์ต่อการออกแบบและพัฒนาทางด้านหอสีงน้ำต่อไป

ศูนย์วิทยทรัพยากร จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

ภาควิชา วิศวกรรมเครื่องกล
สาขาวิชา วิศวกรรมเครื่องกล
ปีการศึกษา 2534

ลายมือชื่อนิสิต ๒๔๙๘๖๗๕๑๗
ลายมือชื่ออาจารย์ที่ปรึกษา ที่ปรึกษา (ดร. ดร. ใจดี)
ลายมือชื่ออาจารย์ที่ปรึกษาร่วม (ดร. ดร. ใจดี)

NATEE LIMPHRASITTISAK : MATHEMATICAL MODELLING OF A BUILT-UP COOLING TOWER. THESIS ADVISOR : ASSOCIATE PROFESSOR TAWEE VECHAPHUTTI, 197 PB.

The purpose of this thesis was to design and construct a cooling tower in order to find the relationships between the water flow rate, the temperature range of entering and leaving water, and the wet-bulb temperature, the water flow rate varied from 1.4 - 2.1 m³/hr., the temperature range of entering and leaving varied from 1.3 - 7.9 °C, and the wet-bulb temperature varied from 18.7 - 27.5 °C. The outcome from the experiment was used to formulate mathematical models which were compared with the theoretical results. The mathematical analysis assumed the enthalpy of saturated air in term of the basic equation as a function of temperature and mean driving force equaled to the arithmetic mean driving force. The mathematical models were compared satisfactorily with experimental result by the coefficient of multiple correlation (R^2) > 0.997 .

A variety of mathematical models showing various relationships between the variables above as thus obtained, it was found that the mathematical models obtained from the experimental outcome correspond closely with commercial cooling tower technical performance which commonly used in the market; in comparison showing the value of the coefficient of multiple correlation (R^2) > 0.952 , thus they could be valuable for the design and development of the cooling tower in future.

ศูนย์วิทยทรัพยากร จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

ภาควิชา วิศวกรรมเครื่องกล
สาขาวิชา วิศวกรรมเครื่องกล
ปีการศึกษา 2534

ลายมือชื่อนิสิต นักศึกษาคนดี
ลายมือชื่ออาจารย์ที่ปรึกษา ท่าน ดร. ไก่ พงษ์ (อ. ไก่ พงษ์)
ลายมือชื่ออาจารย์ที่ปรึกษาawan

กิจกรรมประกาศ

วิทยานิพนธ์ฉบับนี้ ได้สำเร็จลุล่วงไปได้ ด้วยความช่วยเหลืออย่างตั้งใจของ
รองศาสตราจารย์ ทวี เวชพุทธิ อาจารย์ที่ปรึกษาวิทยานิพนธ์ ซึ่งได้ให้คำแนะนำ และ
ข้อคิดเห็นต่าง ๆ ของการวิจัยมาด้วยตัวตลอด ขอบคุณ รองศาสตราจารย์ ดร. วิทยา
ยงเจริญ ที่ได้ให้คำปรึกษาทางด้านเครื่องมือทดลอง ตลอดจนให้คำแนะนำและเครื่องวัด
ต่าง ๆ ขอบคุณ บริษัท ซีเนเตอร์(ประเทศไทย) จำกัด ที่ได้มอบอุปกรณ์มาสร้างเครื่อง-
ทดลองบางส่วน ขอบคุณ บริษัท เนลิยชีวุตสาหกรรม (ประเทศไทย) จำกัด ที่ได้มอบ
Packing มาใช้ทดลอง และเนื่องจากทุนการวิจัยครั้งนี้บางส่วนได้รับมาจากทุนอุดหนุนการวิจัย
ของบัณฑิตวิทยาลัย จึงขอขอบพระคุณบัณฑิตวิทยาลัยมา ณ. ที่นี่ด้วย

ท้ายนี้ผู้วิจัยได้ขอรับอนุกรรมบัตร - มารดา ซึ่งสนับสนุนและให้กำลังใจแก่
ผู้วิจัยตลอดเวลาจนสำเร็จการศึกษา

ศูนย์วิทยทรัพยากร
จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

สารบัญ

	หน้า
บทคัดย่อภาษาไทย	๑
บทคัดย่อภาษาอังกฤษ	๒
กิตติกรรมประกาศ	๓
สารบัญตาราง	๔
สารบัญภาพ	๘
คำอธิบายลักษณะและคำย่อ	๙
บทที่	
1. บทนำ	1
2. หอพิ่งน้ำชาnidพัฒนาดูด	7
3. การสร้างแบบจำลองทางคณิตศาสตร์	31
4. การทดลอง	44
5. ผลการทดลองและการวิเคราะห์	66
6. การนำแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ไปประยุกต์ใช้	116
7. สรุปการวิจัย และข้อเสนอแนะ	136
เอกสารอ้างอิง	141
ภาคผนวก	142
ประวัติผู้เขียน	197

ศูนย์วิทยทรัพยากร จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

สารบัญตาราง

ตารางที่	หน้า
1.1 แสดงอัตราการไหลของน้ำและอุณหภูมิ ของหอพึงน้ำขนาดต่าง ๆ	4
6.1 แสดงมาตรฐานต่าง ๆ ของหอพึงน้ำ ของบริษัท ไทยคูลิงเทาเออร์ จำกัด ..	117
6.2 แสดงอัตราการไหลของน้ำ และอุณหภูมิ ต่าง ๆ ของหอพึงน้ำ ^{ของบริษัท ไทยคูลิงเทาเออร์ จำกัด}	118
6.3 แสดงมาตรฐานต่าง ๆ ของหอพึงน้ำ ของบริษัท เนลิยংชিউตสาหกรรม จำกัด ..	119
6.4 แสดงอัตราการไหลของน้ำ และอุณหภูมิ ต่าง ๆ ของหอพึงน้ำ ^{ของบริษัท เนลิยংশিউตสาหกรรม จำกัด}	120
6.5 แสดงการเบรี่ยนเทียบระหว่างข้อมูลที่ใช้งานจริง ข้อมูลจากการทางทฤษฎี และสมการแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ของหอพึงน้ำ รุ่น LBC-3	121
7.1 แสดงรุ่นของหอพึงน้ำ, ขนาดของ Packing และ ค่าคงที่ของ Packing ..	139
ก.1 คุณสมบัติของไอน้ำ ที่อุณหภูมิต่าง ๆ กัน	144
ข.1 แสดงการหาค่าเอ็นทัลปีในการออกแบบ	154
ค.1 แสดงการหาค่าเอ็นทัลปีในการคำนวณ	161
ฉ.1 ข้อมูลจากการทดลองที่ $WBT_m = 18.7^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	177
ฉ.2 ข้อมูลจากการทดลองที่ $WBT_m = 19.2^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	178
ฉ.3 ข้อมูลจากการทดลองที่ $WBT_m = 20.5^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	179
ฉ.4 ข้อมูลจากการทดลองที่ $WBT_m = 21.5^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	180
ฉ.5 ข้อมูลจากการทดลองที่ $WBT_m = 22.4^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	181
ฉ.6 ข้อมูลจากการทดลองที่ $WBT_m = 23.0^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	182
ฉ.7 ข้อมูลจากการทดลองที่ $WBT_m = 23.5^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	183
ฉ.8 ข้อมูลจากการทดลองที่ $WBT_m = 24.4^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	184
ฉ.9 ข้อมูลจากการทดลองที่ $WBT_m = 24.9^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	186
ฉ.10 ข้อมูลจากการทดลองที่ $WBT_m = 25.3^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	187
ฉ.11 ข้อมูลจากการทดลองที่ $WBT_m = 25.7^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	188
ฉ.12 ข้อมูลจากการทดลองที่ $WBT_m = 26.4^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	189
ฉ.13 ข้อมูลจากการทดลองที่ $WBT_m = 27.5^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	190
ฉ.14 ข้อมูลจากการทดลองที่ $t_{2m} = 29^{\circ}\text{C}$, $R_m = 5^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	192
ฉ.15 ข้อมูลจากการทดลองที่ $R_m = 5^{\circ}\text{C}$, $WBT_m = 24^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	193
ฉ.16 ข้อมูลจากการทดลองที่ $t_{1m} = 31^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	194
ฉ.17 ข้อมูลจากการทดลองที่ $t_{1m} = 31^{\circ}\text{C}$, $WBT_m = 24^{\circ}\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	196

สารบัญภาพ

หัวที่	หน้า
1.1 กราฟที่ใช้เลือกหอผึ้งน้ำชนิดพัคลมดูด และสมรรถนะของหอผึ้งน้ำ	2
1.2 กราฟแสดงความล้มเหลวระหว่าง อัตราการไหลของน้ำ (US G.P.M.) กับ ค่าตันที่แท้จริง (CORRECTED TONS) ของหอผึ้งน้ำ	3
2.1 แสดงลักษณะผิวน้ำน้ำ	7
2.2 แสดงลักษณะหัวไปของหอผึ้งน้ำชนิดพัคลมดูด	8
2.3 กราฟแสดงความล้มเหลวระหว่าง อุณหภูมิ กับ เอ็นทัลปี ส่วนรับใช้ออกแบบ	22
2.4 Carey and Williamson chart สำหรับหาค่า mean driving force ของหอผึ้งน้ำ	24
2.5 แสดงลักษณะของ Packing	25
2.6 กราฟแสดงความล้มเหลวระหว่าง อุณหภูมิ กับ เอ็นทัลปี	26
3.1 กราฟแสดงความล้มเหลวระหว่าง อุณหภูมิ กับ เอ็นทัลปี ที่ใช้คำนวณ	32
3.2 กราฟแสดงความล้มเหลวระหว่าง Range กับ t_2 เมื่อ W , WBT , G คงที่	34
3.3 กราฟแสดงความล้มเหลวระหว่าง W กับ t_2 เมื่อ Range , WBT , G คงที่	34
3.4 กราฟแสดงความล้มเหลวระหว่าง WBT กับ t_2 เมื่อ Range , W , G คงที่	35
4.1 แผนผังของอุปกรณ์ทำการทดลอง และขนาดของชุดทดลองของหอผึ้งน้ำ	45
4.2 ระบบจ่ายน้ำและท่อน้ำยาพาส	46
4.3 แสดงอุปกรณ์ที่ใช้ทดลองเรื่องการสร้างแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ของหอผึ้งน้ำ	47
4.4 ขั้นตอนการทำความร้อนและถังเก็บน้ำ	49
4.5 Slide Regulator ซึ่งใช้ปรับแรงเคลื่อนไฟฟ้าที่ใช้ปรับความเร็วของพัคลมดูด	50
4.6 เครื่องสูบน้ำ หอน้ำ และท่อน้ำยาพาส ที่ใช้หมุนเวียนน้ำเข้าสู่หอผึ้งน้ำ	51
4.7 ท่อน้ำยาพาส และประตูน้ำ ใช้ปรับอัตราการไหลของน้ำเข้าสู่หอผึ้งน้ำ	52
4.8 พัคลมชนิดดูด พร้อมฐานติดตั้ง	53
4.9 Pitot Tube ใช้วัดความเร็วกราดลม	54
4.10 นาโนรัมเมเตอร์ และ Pitot Tube ใช้วัดอัตราเร็วของกราดลม	55
4.11 ตัวอย่างของ Packing ที่ใช้ทำการทดลอง	56
4.12 Packing และหัวจ่ายน้ำที่ใช้ทำการทดลอง	57
4.13 แสดงแผนความคุมไฟฟ้าของชุดทดลอง	58

4.14	Flow Cellmeter และท่อสายพลาส ที่ใช้วัดและปรับอัตราการไหลของน้ำที่เข้าหรือผ่านน้ำ	60
4.15	แสดงจุดวัดอุณหภูมิ 3 จุดที่ทางเข้าหรือผ่านน้ำ	61
4.16	แสดงจุดวัดอุณหภูมิ 3 จุดที่ทางออกของห้องหรือผ่านน้ำ	62
4.17	แสดงจุดวัดอุณหภูมิ Dry-Bulb และ Wet-Bulb ของอากาศ <u>เข้าสู่</u> ห้องผ่านน้ำ	63
4.18	แสดงจุดวัดอุณหภูมิ Dry-Bulb และ Wet-Bulb ของอากาศที่ <u>ออก</u> จากห้องผ่านน้ำ	64
4.19	แสดงอุปกรณ์วัดอุณหภูมิ พร้อมตัวเลือก สำหรับวัดอุณหภูมิที่จุดต่าง ๆ	65
5.1	กราฟความล้มเหลวระหว่าง $Range_m$ กับ t_{2m} เมื่อคงค่า $W = 1.738 \text{ m}^3/\text{hr.}$, $WBT_m = 24^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากทฤษฎี)	76
5.2	กราฟความล้มเหลวระหว่าง W_m กับ t_{2m} เมื่อคงค่า $Range_m = 5^\circ\text{C}$, $WBT_m = 24^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากทฤษฎี)	77
5.3	กราฟความล้มเหลวระหว่าง WBT_m กับ t_{2m} เมื่อคงค่า $Range_m = 5^\circ\text{C}$, $W_m = 1.738 \text{ m}^3/\text{hr.}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากทฤษฎี)	78
5.4	กราฟความล้มเหลวระหว่าง WBT_m กับ Ton เมื่อเปลี่ยนแปลง W_m และคงค่า $t_2 = 29^\circ\text{C}$, $Range_m = 5^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากทฤษฎี)	79
5.5	กราฟความล้มเหลวระหว่าง t_{2m} กับ Ton เมื่อเปลี่ยนแปลง W_m และคงค่า $Range_m = 5^\circ\text{C}$, $WBT_m = 24^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากทฤษฎี)	80
5.6	กราฟความล้มเหลวระหว่าง W_m กับ t_{2m} เมื่อ คงที่ค่า $t_{1m} = 31^\circ\text{C}$, $WBT_m = 24^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากทฤษฎี)	81
5.7	กราฟความล้มเหลวระหว่าง WBT_m กับ t_{2m} เมื่อ คงที่ค่า $t_{1m} = 31^\circ\text{C}$, $W_m = 1.738 \text{ Kg/sec.}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากทฤษฎี)	82
5.8	กราฟความล้มเหลวระหว่าง $Range_m$ กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อคงที่ค่า $WBT_m = 18.7^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง)	83
5.9	กราฟความล้มเหลวระหว่าง $Range_m$ กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อ คงที่ค่า $WBT_m = 19.2^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง)	84
5.10	กราฟความล้มเหลวระหว่าง $Range_m$ กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อ คงที่ค่า $WBT_m = 20.5^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง)	85
5.11	กราฟความล้มเหลวระหว่าง $Range_m$ กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อ คงที่ค่า $WBT_m = 21.5^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง)	86

- 5.12 กราฟความล้มเหลวระหว่าง Range_m กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อ คงที่ค่า $\text{WBT}_m = 22.4^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง) 87
- 5.13 กราฟความล้มเหลวระหว่าง Range_m กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อ คงที่ค่า $\text{WBT}_m = 23.0^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง) 88
- 5.14 กราฟความล้มเหลวระหว่าง Range_m กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อ คงที่ค่า $\text{WBT}_m = 23.5^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง) 89
- 5.15 กราฟความล้มเหลวระหว่าง Range_m กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อ คงที่ค่า $\text{WBT}_m = 24.4^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง) 90
- 5.16 กราฟความล้มเหลวระหว่าง Range_m กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อ คงที่ค่า $\text{WBT}_m = 24.9^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง) 91
- 5.17 กราฟความล้มเหลวระหว่าง Range_m กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อ คงที่ค่า $\text{WBT}_m = 25.3^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง) 92
- 5.18 กราฟความล้มเหลวระหว่าง Range_m กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อ คงที่ค่า $\text{WBT}_m = 25.7^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง) 93
- 5.19 กราฟความล้มเหลวระหว่าง Range_m กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อ คงที่ค่า $\text{WBT}_m = 26.4^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง) 94
- 5.20 กราฟความล้มเหลวระหว่าง Range_m กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อ คงที่ค่า $\text{WBT}_m = 27.5^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง) 95
- 5.21 กราฟความล้มเหลวระหว่าง WBT_m กับ t_{2m} ที่อัตราการไหลของน้ำต่าง ๆ กัน เมื่อ คงที่ค่า $R_m = 5^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ (จากการทดลอง) 96
- 5.22 กราฟความล้มเหลวระหว่าง WBT_m กับ t_{2m} เปรียบเทียบโดย การทดลอง ทฤษฎี และ แบบจำลองทางคณิตศาสตร์ เมื่อคงที่ค่า $R_m = 5^\circ\text{C}$, $W_m = 1.738 \text{ m}^3/\text{hr.}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ 97
- 5.23 กราฟความล้มเหลวระหว่าง WBT_m กับ T_{on} เปรียบเทียบโดย การทดลอง ทฤษฎี และแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ เมื่อเปลี่ยนแปลงค่า W_m คงที่ค่า $t_{2m} = 29^\circ\text{C}$, $R_m = 5^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ 98
- 5.24 กราฟความล้มเหลวระหว่าง t_{2m} กับ T_{on} เปรียบเทียบโดย การทดลอง ทฤษฎี และ แบบจำลองทางคณิตศาสตร์ เมื่อเปลี่ยนแปลงค่า W_m คงที่ค่า $R_m = 5^\circ\text{C}$, $\text{WBT}_m = 24^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$ 99

๙๔

5.39 กรณ์ความสัมพันธ์ระหว่าง WBT_m กับ t_{2m} เปรียบเทียบโดย การทดลอง ทฤษฎี และ แบบจำลองทางคณิตศาสตร์ เมื่อคงที่ค่า $t_{1m} = 31^\circ\text{C}$, $W_m = 1.738 \text{ m}^3/\text{hr.}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	114
5.40 กรณ์ความสัมพันธ์ระหว่าง W_m กับ t_{2m} เปรียบเทียบโดย การทดลอง ทฤษฎี และ แบบจำลองทางคณิตศาสตร์ เมื่อคงที่ค่า $t_{1m} = 31^\circ\text{C}$, $WBT_m = 24^\circ\text{C}$, $G_m = 0.4882 \text{ Kg/sec.}$	115
6.1 แสดงลักษณะของห่อผึ้งน้ำ รุ่นต่าง ๆ	117
6.2 แสดงลักษณะรูปทรงของ Packing ชนิด Film	123
ก.1 Psychrometric chart ในหน่วย SI.	145
ก.2 Psychrometric chart ในหน่วยอังกฤษ.	146
ก.3 รูปสำหรับคำนวณหาค่า mean driving force.	147
ค.1 Packing characteristic curves	157
ค.2 Packing characteristic curves (Log-Log)	158
จ.1 ความสัมพันธ์ระหว่างค่าอุณหภูมิซึ่งอ่านได้จากเทอร์โมคัปเบิล กับค่าอุณหภูมิซึ่งอ่านได้จากเทอร์โมมิเตอร์มาตรฐาน	173
จ.2 ความสัมพันธ์ระหว่างอัตราการไหลของน้ำซึ่งอ่านได้จาก Flow Cell Meter กับ อัตราการไหลของน้ำที่ถูกต้อง	174
จ.3 ความสัมพันธ์ระหว่างระยะทางของห่อ กับความเร็วของกระแส	175

ศูนย์วิทยบริการ จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

คำอธิบายสัญลักษณ์และคำย่อ

- a - ค่าคงที่พื้นที่ผิวสัมผัสต่อปริมาตรของ packing (packing constant area per unit volume of pack), sq. ft./cu. ft.
- a_1, a_2, a_3 - ค่าคงที่,
- A - พื้นที่ฐานของ packing (plan area of tower packing), sq. ft.
- Arith. MDF. - ค่าเฉลี่ยทางเลขคณิตของแรงขับ (Arithmatic mean driving force), Btu./lb.
- b_1, b_2, b_3 - ค่าคงที่,
- c - ค่าคงที่ล้มเหลวที่เกี่ยวกับการออกแบบ Packing.,
- $c_1, c_2, c_3, c_4, c_5, c_6, c_7, c_8$ - ค่าคงที่,
- C_{PA} - ค่าความร้อนจำเพาะของอากาศ (specific heat of air), Btu./lb. °F
- C_{PM} - ค่าความร้อนจำเพาะของอากาศชื้น (specific heat of moist air), Btu./lb. °F
- C_{PV} - ค่าความร้อนจำเพาะของไอน้ำ (specific heat of vapour), Btu./lb. °F
- C_{PW} - ค่าความร้อนจำเพาะของน้ำ (specific heat of water), Btu./lb. °F
- e - ความคลาดเคลื่อนที่เกิดขึ้น,
- E - ความคลาดเคลื่อนกำลังสองน้อยที่สุด,
- f - ค่าของแฟกเตอร์ (value of factor),
- G - อัตราการไหลของอากาศ (air flow), lb./hr.
- G_m - อัตราการไหลของอากาศ (air flow), Kg./hr.
- h - เอ็นทัลปีของอากาศชื้น (enthalpy of moist air), Btu./lb.
- h_s - เอ็นทัลปีของอากาศคึ่มตัว (enthalpy of saturated air), Btu./lb.
- h_{1s} - เอ็นทัลปีของอากาศคึ่มตัวที่เข้าหอผึ้งน้ำ (enthalpy of saturated air on to tower), Btu./lb.
- h_2 - เอ็นทัลปีของอากาศคึ่มตัวที่ออกจากหอผึ้งน้ำ (enthalpy of saturated air off tower), Btu./lb.
- h_3 - เอ็นทัลปีเฉลี่ยของอากาศคึ่มตัวที่เข้าและออกจากหอผึ้งน้ำ, Btu./lb.
- h' - เอ็นทัลปีของอากาศรอบ ๆ ผิวน้ำ (enthalpy of saturated interfacial film), Btu./lb.
- h'_1 - เอ็นทัลปีของน้ำที่ออกจากหอผึ้งน้ำ, Btu./lb.
- h'_2 - เอ็นทัลปีของน้ำที่เข้าหอผึ้งน้ำ, Btu./lb.

- h_m' - เอ็นทัลปีเฉลี่ยของน้ำที่เข้าและออกจากหอผึ้งน้ำ, Btu./lb.
- H - ความชื้นสัมบูรณ์ ปอนด์ของไอน้ำต่อปอนด์ของอากาศแห้ง
(absolute humidity lb. of vapour per lb. dry air), lb./lb.
- H' - ความชื้นสัมบูรณ์ ของอากาศรอบ ๆ ผิวน้ำ
(absolute humidity of interfacial film), lb./lb.
- K - สัมประสิทธิ์การถ่ายเทmvawluumทั้งหมด
(overall mass transfer coefficient), lb./hr ft²
- K_s - สัมประสิทธิ์การถ่ายเทความร้อนสัมผัสของอากาศรอบ ๆ ผิวน้ำ ไปสู่กรอบแล้อก
(film coefficient of sensible heat, interface to main airstream), Btu./hr ft² °F
- K_L - สัมประสิทธิ์การถ่ายเทความร้อนของน้ำ ไปที่อากาศรอบ ๆ ผิวน้ำ
(film coefficient water to interface), Btu./hr ft² °F
- K' - สัมประสิทธิ์การถ่ายเทmvawluumของอากาศรอบ ๆ ผิวน้ำ สู่อากาศภายนอก
(mass transfer coefficient, interface to main airstream), lb./hr ft²
- L - ความสูงของ packing (height of tower packing), ft.
- m - อัตราการถ่ายเทmvawluumของไอน้ำ สู่อากาศ
(mass of vapour transfer to the air), lb./hr.
- m_w - อัตราการถ่ายเทmvawluumของอากาศแห้ง, Kg/sec.
- m_v - อัตราการถ่ายเทmvawluumของไอน้ำ, Kg/sec.
- MDF. - แรงขับ (mean driving force), Btu./hr.
- n - ค่าคงที่สัมพันธ์กับการออกแนว Packing.,
- N - จำนวนชื่อมูล,
- P - ความดันบรรยากาศ (Pressure), kPa.
- P_{∞} - ความดันย่อของอากาศแห้ง, kPa.
- P_v - ความดันย่อของไอน้ำ, kPa.
- P_w - ความดันไอกึ่มตัว, kPa.
- Q - ค่าการถ่ายเทความร้อน, Btu./hr.
- Q_w - อัตราการถ่ายเทความร้อนของน้ำ ไปที่อากาศรอบ ๆ ผิวน้ำ (rate of heat transfer water to interfacial film), Btu./hr.

- Q_s - อัตราการถ่ายเทความร้อนสัมผัสของอากาศรอบ ๆ ผิวน้ำ สู่อากาศภายนอก (rate of sensible heat transfer, interface to air stream), Btu./hr.
- Q_L - อัตราการถ่ายเทความร้อนแฝงของอากาศรอบ ๆ ผิวน้ำ สู่อากาศภายนอก (rate of latent heat transfer, interface to air stream), Btu./hr.
- q - ความร้อนแฝงของการระเหย (latent heat of vaporisation), Btu./lb.
- R - ผลต่างระหว่างอุณหภูมิของน้ำชาเข้า กับ อุณหภูมิของน้ำชาออก (Range), °F
- R_a - ค่าคงที่ของอากาศ (Gas Constant of Air), kJ/kg K
- R_v - ค่าคงที่ของไอน้ำ (Gas Constant of Stream), kJ/kg K
- R^2 - สัมประสิทธิ์สหสัมพันธ์ เชิงช้อน (coefficient of multiple correlation),
- S - ความคลาดเคลื่อนมาตรฐานของค่าประมาณ (Standard Error of Estimation),
- STD. - ความเบี่ยงเบนมาตรฐาน,
- t - อุณหภูมิของน้ำ (water temperature), °F
- t_1 - อุณหภูมน้ำเข้าหอพึงน้ำ (water temperature on to tower), °F
- t_2 - อุณหภูมน้ำออกจากหอพึงน้ำ (water temperature off tower), °F
- t_3 - อุณหภูมิเฉลี่ยของน้ำที่เข้าหอพึงน้ำ และออกจากหอพึงน้ำ, °F
- t_{db} - อุณหภูมิกระเบ่าแห้งของอากาศ (dry-bulb temperature), °F
- t_{wb} - อุณหภูมิกระเบ่าเปียกของอากาศ (wet-bulb temperature), °F
- T' - อุณหภูมิของอากาศรอบ ๆ ผิวน้ำ (temperature of saturated interfacial film), °F
- T_0 - อุณหภูมิอ้างอิง (datum temperature), °F
- T - อุณหภูมิของอากาศ (bulk air temperature), °F
- \bar{T} - อุณหภูมิสัมบูรณ์ (absolute temperature), K
- T_{on} - ค่าตันของการทำความเย็น, Ton
- U - สัมประสิทธิ์การถ่ายเทความร้อน, Btu./hr-ft²-°F
- v - ความเร็วลมเข้าหอพึงน้ำ, ft/sec.
- V - ปริมาตรของ Packing (operating pack volume), cu. ft.
- V' - อัตราการเปลี่ยนแปลงปริมาตรของอากาศ, m³/sec.
- W - อัตราการไหลของน้ำ (water flow rate), lb./hr.

- WBT - อุณหภูมิกระเบ้างเปียกของอากาศสิ่งแวดล้อม
(wet bulb temperature of entering air), °F
- X - จำนวนของตัวคงที่ในสมการเส้น斫โดย
- y_1 - ค่าความแตกต่างระหว่างอุณหภูมิของน้ำที่ออกจากห้องผึ้งน้ำกับอากาศอีมตัวที่เข้า-
ห้องผึ้งน้ำ, Btu./lb.
- y_2 - ค่าความแตกต่างระหว่างอุณหภูมิของน้ำที่เข้าห้องผึ้งน้ำกับอากาศอีมตัวที่ออกจาก-
ห้องผึ้งน้ำ, Btu./lb.
- y_m - ค่าเฉลี่ยทางเลขคณิตของแรงขับ (Arithmatic mean driving force),
Btu./lb.
- Y_1 - ค่าตัวแปร,
- \bar{Y} - ค่าเฉลี่ยของ Y_1 ,
- \hat{Y}_1 - ค่าที่กะประมาณของตัวแปร Y_1 ,
- $(N.T.U.)_d$ - Number of transfer units based on enthalpy difference.
- $(H.T.U.)_d$ - Height of transfer unit based on enthalpy difference, ft.
- $(N.T.U.)_t$ - Number of transfer units based on temperature difference.
- $(H.T.U.)_t$ - Height of transfer unit based on temperature difference, ft.

ตัวอักษรกรีก

- θ - มุมของเส้น Air operating line,
- θ' - $273.16/T$,
- ϕ - ความชื้นสัมพัทธ์ (relative humidity), %
- ψ - อัตราส่วนความชื้น (humidity ratio),

ตัวห้อยท้าย (subscript)

- m - หน่วยทาง SI.
- i - ที่ได้จากการทดลอง
- e - ที่ได้จากการสร้างความสัมพันธ์เชิงฟังก์ชัน