

การศึกษาการปะนัยดพลังงานในระบบปรับอากาศแบบปริมาณทางอากาศแปรผัน สำหรับอาคารสำนักงาน

นายชาญณรงค์ อัศวเทศาภิการ



วิทยานิพนธ์เป็นส่วนหนึ่งของการศึกษาตามหลักสูตรปริญญาวิศวกรรมศาสตรบัณฑิต
สาขาวิชาชีวกรรมเครื่องกล ภาควิชาชีวกรรมเครื่องกล

บัณฑิตวิทยาลัย จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

ปีการศึกษา 2541

ISBN 974-639-534-3

ລົງສິຫຼອງບັນທຶກທາລຸ່ມ ຈຸ່ພາລົງກຣົນມະນາວິທາລຸ່ມ

A STUDY ON ENERGY SAVING OF THE VARIABLE AIR VOLUME SYSTEM
FOR OFFICE BUILDINGS

Mr. Charnnarong Assavatesanuphap

สถาบันวิทยบริการ
จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

A Thesis Submitted in Partial Fulfillment of the Requirements
for the Degree of Master of Engineering in Mechanical Engineering

Department of Mechanical Engineering

Graduate School

Chulalongkorn University

Academic Year 1998

ISBN 974-639-534-3

หัวข้อวิทยานิพนธ์ การศึกษาการประยุต์พลังงานของระบบปรับอากาศแบบปริมาณทรัพยากรส่วน สำหรับอาคารสำนักงาน

โดย นายชาญณรงค์ อัศวเทศานำพา

ภาควิชา วิศวกรรมเครื่องกล

อาจารย์ที่ปรึกษา รองศาสตราจารย์ ดร. วิทยา พงเจริญ

บัณฑิตวิทยาลัย จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย อนุมัติให้นับวิทยานิพนธ์ฉบับนี้เป็นส่วนหนึ่ง
ของการศึกษาตามหลักสูตรปริญญามหาบัณฑิต

.....คณบดีบัณฑิตวิทยาลัย
(ศาสตราจารย์ นายนายแพทย์ ศุภวัฒน์ ชูติวงศ์)

คณะกรรมการสอบบัณฑิต

ที่.....๒๙๘๗.....ประชานกรรมการ
(รองศาสตราจารย์ ที่ ๒๙๘๗)

..... S. Sank อาจารย์ที่ปรึกษา
(รองศาสตราจารย์ ดร. วิทยา ยงเจริญ)

 กรรมการ
(ดร. ตุกย์ มณีวัฒนา)

ก จ กรรมการ
(ผู้ช่วยศาสตราจารย์ จีระศักดิ์ เมฆอัมพรพงศ์)

รายงานนี้อัตราการประหยัดพลังงานของระบบปรับอากาศแบบปริมาตรอากาศ
แบบผันสำหรับอาคารสำนักงาน (A STUDY ON ENERGY SAVING OF THE VARIABLE AIR VOLUME
SYSTEM FOR OFFICE BUILDINGS) อ.ที่ปรึกษา: ดร. วิทยา ยงเจริญ; 132 หน้า, ISBN 974-639-534-3.

งานวิจัยนี้มุ่งเน้นเพื่อศึกษาการประหยัดพลังงานของระบบปริมาตรอากาศแบบผันสำหรับอาคาร
สำนักงาน โดยแนวทางในการประหยัดการใช้พลังงานที่สำคัญของระบบปริมาตรอากาศแบบผัน คือการลดภาระการ
ทำงานของระบบส่งซ้ายลมเย็นเมื่อภาระการทำงานทำความเย็นเปลี่ยนไป และการเลือกใช้อุปกรณ์เปลี่ยนปริมาณลมของ
พัดลมที่เหมาะสม ดังนั้นในงานวิจัยนี้ได้ทำการประดิษฐ์โปรแกรมคอมพิวเตอร์จำลองแบบการทำงานของระบบปริมาตร
อากาศแบบผันขึ้นเพื่อใช้ในการศึกษาการใช้พลังงานไฟฟ้าตลอดทั้งปี จากนั้นได้ทำการทดสอบกับการตรวจดูผลลัพธ์ที่ได้
จริงในช่วงฤดูหนาว 1 สัปดาห์ และฤดูฝน 1 สัปดาห์ ของอาคารตัวอย่างซึ่งเป็นอาคารสำนักงานสูง 12 ชั้น โดยแต่ละชั้นมี
พื้นที่ปรับอากาศประมาณ 900 ตร.ม. และมีระบบปริมาตรอากาศแบบ Inlet Guide Vanes(IGV) จากนั้นได้
ทำการทดลองการใช้พลังงานไฟฟ้าตลอดทั้งปีและวิเคราะห์ความคุ้มค่าในการลงทุน

ผลการวิจัยสำหรับอาคารที่ทำการศึกษาสามารถสรุปผลได้ว่า การนิยามการทดสอบกับระบบที่ทำงานใน
ภาระการทำงานที่เกิดขึ้นจริง โดยเมื่อใช้ IGV เป็นอุปกรณ์เปลี่ยนปริมาณลม การใช้พลังงานไฟฟ้าที่พัดลมทั้ง
ปีเท่ากับ 18,006 kW-h เมื่อเปรียบเทียบกับระบบปริมาตรอากาศคงที่การใช้พลังงานไฟฟ้าลดลง 26 % และมีระยะเวลา
คืนทุน 20.3 ปี และเมื่อใช้ Inverter ปริมาณการใช้พลังงานไฟฟ้าทั้งปีเท่ากับ 16,430 kW-h การใช้พลังงานไฟฟ้าลดลง
32 % และมีระยะเวลาคืนทุน 17.6 ปี สำหรับกรณีการประมาณการใช้พลังงานไฟฟ้าทั้งปีของพัดลม โดยจำลองแบบภาวะ
การทำงานที่เปลี่ยน 3 ระดับ ในอาคารตัวอย่างโดยนิยม IGV เป็นอุปกรณ์เปลี่ยนปริมาณลม ปริมาณการใช้พลังงาน
ไฟฟ้าทั้งปีเท่ากับ 25,434, 16,837 และ 10,091 kW-h/ปี สำหรับการความเย็นสูง (14.9 ตรม./ตัน), การความเย็น
ปานกลาง (20.1 ตรม./ตัน) และภาระความเย็นต่ำ (26.9 ตรม./ตัน) ตามลำดับ และการใช้พลังงานไฟฟ้าที่พัดลมลดลง
เมื่อเทียบกับระบบปริมาตรอากาศคงที่คิดเป็น 37.7 %, 40.9 % และ 41.7 % ตามลำดับ

สถาบันวิทยบริการ จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

C816035 : MAJOR MECHANICAL ENGINEERING

KEY WORD: VARIABLE AIR VOLUME / ENERGY SAVING

CHARNNARONG ASSAVATESANUPHAP: A STUDY ON ENERGY SAVING OF THE VARIABLE AIR VOLUME SYSTEM FOR OFFICE BUILDINGS. THESIS ADVISOR: ASSOC. PROF. WITHAYA YONGCHAREON, Ph.D. 132 pp. ISBN 974-639-534-3.

The objective of this research is to study on energy saving of Variable Air Volume (VAV) system for office building. The energy saving concepts of the VAV system are the reduction of air delivery volume in such a manner that it tracks the load profile and the proper selection of the flow modulation and control devices. Therefore, the simulated program was developed for estimated the annual energy consumption of VAV system. The results from developed program were then compared with energy measured during one week on winter and one week on the rains. The studied building is a 12-storey office building, each floor has a total floor area of 900 m^2 and has VAV system with Inlet Guide Vanes(IGV) as flow modulator. In addition to annual energy consumption, the investment aspect were also analyzed.

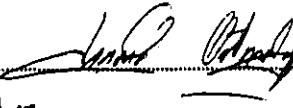
The results of analysis performed, in case of studied building that compared the energy performance of using IGV with inverter as flow modulator, annual energy consumption were 18,006 and 16,430 kW-h respectively. When compared with Constant Air Volume(CAV) system, IGV and inverter saved energy approximately 26% and 32% respectively and their pay-back periods were 20.3 and 17.6 years respectively. In addition, 3 levels of cooling load simulation were run on same building with IGV as flow modulator. The results showed that annual energy consumption were 25,434, 16,837 and 10,091 kW-h/year for High load($14.9 \text{ m}^2/\text{Tons}$), Medium load ($20.1 \text{ m}^2/\text{Tons}$) and Low load density($26.9 \text{ m}^2/\text{Tons}$) respectively. The saving over CAV system were approximately 37.7%, 40.9% and 41.7% respectively.

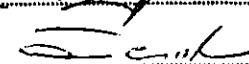
สถาบันวิทยบริการ จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

ภาควิชา วิศวกรรมเครื่องกล

สาขาวิชา วิศวกรรมเครื่องกล

ปีการศึกษา 2541

อาจารย์ชื่อ นิสิต..... 

อาจารย์ชื่อ อาจารย์ที่ปรึกษา..... 

อาจารย์ชื่อ อาจารย์ที่ปรึกษาร่วม.....

กิตติกรรมประกาศ

วิทยานิพนธ์ฉบับนี้สำเร็จลุล่วงไปได้ด้วยความช่วยเหลืออย่างดีเยี่ยมของ รองศาสตราจารย์ ดร. วิทยา ยงเจริญ อาจารย์ที่ปรึกษาวิทยานิพนธ์, รองศาสตราจารย์ ทวี เวชพฤติ, ดร.ตุลย์ มณีวัฒนา และผู้ช่วยศาสตราจารย์ จิรศักดิ์ เมฆอัมพรพงศ์ ซึ่งได้ให้คำแนะนำและชี้แนะต่างๆ ในการวิจัย ด้วยดีตลอดมา และขอขอบคุณเพื่อน ๆ นิสิตปริญญาโททุกคนที่ให้กำลังใจและช่วยเหลือมาโดยตลอด ผู้วิจัยจึงขอขอบพระคุณมา ณ ที่นี่ด้วย

ท้ายที่สุดนี้ผู้วิจัยขอรับรองว่าข้อมูลในเรื่องนี้เป็นสิ่งสนับสนุนในด้านการเรียนและให้กำลังใจแก่ผู้วิจัยตลอดมาจนสำเร็จการศึกษา



สถาบันวิทยบริการ
จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

สารบัญ

บทคัดย่อภาษาไทย	๔
บทคัดย่อภาษาอังกฤษ	๕
กิตติกรรมปะกาศ	๖
สารบัญตาราง	๗
สารบัญภาพ	๙
คำอธิบายสัญลักษณ์	๑๐

บทที่

1. บทนำ	1
1.1 ความสำคัญและที่มา	1
1.2 วัตถุประสงค์ของงานวิจัย	3
1.3 ขอบเขตงานวิจัย	3
1.4 ผลที่คาดว่าจะได้รับ	3
1.5 ผลงานวิจัยที่ผ่านมา	4
2. ทฤษฎี	6
2.1 ระบบปรินิมาตรอาภาคแปรผัน	6
2.2 โปรแกรมวิเคราะห์การใช้พลังงานในอาคาร	22
3. การทดลอง	35
3.1 ข้อมูลเกี่ยวกับอาคารและระบบปรับอากาศที่ใช้ในการศึกษา	35
3.2 การตรวจวัดระบบส่งจ่ายลมเย็น	41
3.3 การตรวจสอบผลลัพธ์ของโปรแกรมคอมพิวเตอร์ที่ประดิษฐ์ขึ้น	47
4. ผลการทดลองและการวิเคราะห์	48
4.1 ผลการตรวจวัดระบบส่งจ่ายลมเย็น	48
4.2 ผลตรวจสอบโปรแกรมคอมพิวเตอร์	52
4.3 ผลการประมาณปริมาณการใช้พลังงานไฟฟ้า โดยโปรแกรมคอมพิวเตอร์	59

หน้า

4.4 ผลเบรินเทียนศักยภาพการประนีดพลังงาน	
สำหรับระบบควบคุมแบบต่าง ๆ	68
4.5 การวิเคราะห์ทางเศรษฐศาสตร์ในการนำระบบปริมาณตราจาก	
แบบผันมาใช้ในอาคารสำนักงาน	69
5. ผลสรุปและขอเสนอแนะ	70
5.1 สรุปผลการวิจัย	70
5.2 ข้อเสนอแนะ	71
รายการอ้างอิง	72
ภาคผนวก	
ภาคผนวก ก. Source code สำหรับโปรแกรม VAV-CAL	74
ภาคผนวก ข. Input File สำหรับโปรแกรม BLN-ESP1 และ	
โปรแกรม VAV-CAL	80
ภาคผนวก ค. ผลการตรวจวัดระบบส่งซ้ายลมเป็น	98
ภาคผนวก ง. ตัวอย่างการคำนวนหา System Characteristic curve	
ของระบบท่อลม	115
ภาคผนวก จ. การคำนวนหาระยะเวลาคืนทุน	127
ประวัติผู้เขียน	132

สถาบันวิทยบริการ จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

สารบัญตาราง

ตารางที่	หน้า -
3.1 รายละเอียดของวัสดุและความหนาของเปลือกอาคาร	37
3.2 คุณสมบัติทางความร้อนของวัสดุเปลือกอาคาร	37
3.3 รายละเอียดข้อมูลจำเพาะของเครื่องจ่ายลมเย็น	38
3.4 ตารางแสดงกิจกรรมต่าง ๆ ที่เกิดขึ้น	39
3.5 ตารางแสดงค่าที่ทำการตรวจสอบ	42
3.6 ชี้ความสามารถของเครื่องวัดอัตราการไหลแบบ Ultrasonic Flow	44
3.7 ชี้ความสามารถของเครื่องวิเคราะห์พัฒนา	44
4.1 แสดงผลการตรวจสอบอุณหภูมิอากาศภายในห้อง	49
4.2 แสดงผลการตรวจสอบลมส่งจ่ายที่ VAV terminals	50
4.3 แสดงผลการตรวจสอบระบบส่งจ่ายลมเย็น	51
4.4 แสดงผลการตรวจสอบโปรแกรม VAV-CAL	52
4.5 แสดงผลการเปรียบเทียบค่า Heat extraction rate ณ วันที่ 24 กรกฎาคม 2540	55
4.3 แสดงผลการเปรียบเทียบค่า Heat extraction rate ณ วันที่ 23 มกราคม 2541	56
ค.1 แสดงผลการตรวจสอบลมส่งจ่ายที่ VAV terminal ณ วันที่ 22 กรกฎาคม 2540	99
ค.2 แสดงผลการตรวจสอบลมส่งจ่ายที่ VAV terminal ณ วันที่ 23 กรกฎาคม 2540	100
ค.3 แสดงผลการตรวจสอบลมส่งจ่ายที่ VAV terminal ณ วันที่ 24 กรกฎาคม 2540	101
ค.4 แสดงผลการตรวจสอบลมส่งจ่ายที่ VAV terminal ณ วันที่ 25 กรกฎาคม 2540	102
ค.5 แสดงผลการตรวจสอบลมส่งจ่ายที่ VAV terminal ณ วันที่ 20 มกราคม 2540	103

ตารางที่	หน้า
ค.6 แสดงผลการตรวจวัดคอมส่งจ่ายที่ VAV terminal ณ วันที่ 23 กุมภาพันธ์ 2540	104
ค.7 แสดงผลการตรวจวัดคอมส่งจ่ายที่ VAV terminal ณ วันที่ 24 กุมภาพันธ์ 2540	105
ค.8 แสดงผลการตรวจวัดคอมส่งจ่ายที่ VAV terminal ณ วันที่ 25 กุมภาพันธ์ 2540	106
ค.9 แสดงผลการวัดระบบส่งจ่ายลมเย็น ณ วันที่ 22 กุมภาพันธ์ 2540	107
ค.10 แสดงผลการวัดระบบส่งจ่ายคอมเย็น ณ วันที่ 23 กุมภาพันธ์ 2540	108
ค.11 แสดงผลการวัดระบบส่งจ่ายคอมเย็น ณ วันที่ 24 กุมภาพันธ์ 2540	109
ค.12 แสดงผลการวัดระบบส่งจ่ายคอมเย็น ณ วันที่ 25 กุมภาพันธ์ 2540	110
ค.13 แสดงผลการวัดระบบส่งจ่ายคอมเย็น ณ วันที่ 20 มกราคม 2541	111
ค.14 แสดงผลการวัดระบบส่งจ่ายคอมเย็น ณ วันที่ 21 มกราคม 2541	112
ค.15 แสดงผลการวัดระบบส่งจ่ายคอมเย็น ณ วันที่ 22 มกราคม 2541	113
ค.16 แสดงผลการวัดระบบส่งจ่ายคอมเย็น ณ วันที่ 23 มกราคม 2541	114
ง.1 แสดงสมประสิทธิ์ความสูญเสียเฉพาะที่ของข้อต่อต่าง ๆ	
สำหรับค่านวน ΔP_c	118
ง.2 แสดงค่าความดันสูญเสียในท่อคอมย่อย สำหรับค่านวน ΔP_c	119
ง.3 แสดงสมประสิทธิ์ความสูญเสียเฉพาะที่ของข้อต่อต่าง ๆ	
สำหรับค่านวน ΔP_c และ ΔP_b	121
ง.4 แสดงค่าความดันสูญเสียในท่อคอมย่อย สำหรับค่านวน ΔP_c และ ΔP_b	122
ง.5 แสดงค่าความดันสูญเสียในทางเดินห้องแม่ละเส้น สำหรับค่านวน ΔP_c	124
ง.6 แสดงค่าความดันสูญเสียในทางเดินห้องแม่ละเส้น สำหรับค่านวน ΔP_c และ ΔP_b	124
ง.7 แสดงค่าความดันสูญเสียรวมในระบบห้องแม่ละเส้น ณ อัตราการไหลต่าง ๆ	125

สารนัญภาพ

หัวที่	หน้า
2.1 ระบบปรับอากาศแบบปริมาตรอากาศແປງຜັນ	7
2.2 ແສດງດ້ວຍຢ່າງເພື່ອການປັບອາກາສ	9
2.3 ກະບນທ່ອລມໃນຮະບນປົມາຕອກາສແປງຜັນ	12
2.3 ຂໍຄວາມດັ່ນລດໃນຮະບນປົມາຕອກາສແປງຜັນ	13
2.4 ວິທີການແປງປໍລິຍັນປົມາລານລມຂອງພັດລມ	15
2.5 ວິທີການແປງປໍລິຍັນປົມາລານລມຂອງພັດລມໂດຍ Variable Fan Speed	15
2.6 ກະບວນການກໍາຄວາມເຍັນແລະ ລດຄວາມເຊື້ນໃນຄອຍສເຍັນ	16
2.7 ແຜນຜັງການທຳກໍາງຂອງໂປຣແກຣມ BLN-ESP1	25
2.8 ແຜນຜັງແສດງຈຳດັບການກໍາງຂອງໂປຣແກຣມທີ່ພັດນາເຊື້ນ	29
2.9 ແຜນຜັງແສດງຈຳດັບການກໍາງວຸນ	
System characteristic curve ຂອງທ່ອລມ	33
2.10 ແຜນຜັງແສດງຈຳດັບການກໍາງວຸນ	
Fan performance curve ຂອງທ່ອລມ	34
3.1 ແສດງລັກຂະນະຂອງອາກາດຕົວຢ່າງ	36
3.2 ແສດງຕຳແໜ່ງທີ່ຕັ້ງຂອງຮະບນສົງຈ່າຍລມເຍັນ ແລະ VAV terminals	38
3.3 ເຄື່ອງມືອີກທີ່ໃຫ້ວັດຄ່າອຸນນກົມືກະປະແໜ້ງ	
ແລະຄ່າຄວາມເຊື້ນສົມພັກສົງຂອງອາກາດ	45
3.4 ສຕານີວັດອັດກາການໃນຄອກາສ	45
3.5 ຖູ້ຄຸວຄວາມຮັບອັນແລະ ດີຈິຕອລເທອງໂນມິເຕອຣ	46
3.6 ເຄື່ອງວັດອັດກາການໃໝ່ແບບ Ultrasonic flow	46
3.7 ເຄື່ອງວິເຄາະໜີ້ກະລັງຈານ	47
4.1 ແສດງຕຳແໜ່ງຂອງ VAV terminals	48
4.2 ກາຮຟແສດງຜົດການເບີຍບໍາດໍາ Total heat extraction rate	
ณ ວັນທີ 24 ກຽກງາມ 2540	57
4.3 ກາຮຟແສດງຜົດການເບີຍບໍາດໍາ Sensible Heat extraction rate	
ณ ວັນທີ 24 ກຽກງາມ 2540	57

4.4 ภาพแสดงผลการเบริญบเทียบค่า Latent Heat extraction rate ณ วันที่ 24 กรกฎาคม 2540	57
4.5 ภาพแสดงผลการเบริญบเทียบค่า Total Heat extraction rate ณ วันที่ 23 มกราคม 2541	58
4.6 ภาพแสดงผลการเบริญบเทียบค่า Sensible heat extraction rate ณ วันที่ 23 มกราคม 2541	58
4.7 ภาพแสดงผลการเบริญบเทียบค่า Latent heat extraction rate ณ วันที่ 23 มกราคม 2541	58
4.8 ภาพแสดงผลการเบริญบเทียบปริมาณการใช้พลังงานไฟฟ้า ณ วันที่ 24 กรกฎาคม 2540	59
4.9 ภาพแสดงผลการเบริญบเทียบปริมาณการใช้พลังงานไฟฟ้า ณ วันที่ 23 มกราคม 2541	59
4.10 แสดงการเบริญบเทียบปริมาณการใช้พลังงานไฟฟ้าภายใน 1 ปี	61
4.11 แสดงอัตราการไหลของลมเย็นที่เกิดขึ้นภายใน 1 ปี	62
4.12 แสดงการเบริญบเทียบปริมาณการใช้พลังงานไฟฟ้าภายใน 1 ปี กรณี High load density	65
4.13 แสดงอัตราการไหลของลมเย็นที่เกิดขึ้นภายใน 1 ปี กรณี High load density	65
4.14 แสดงการเบริญบเทียบปริมาณการใช้พลังงานไฟฟ้าภายใน 1 ปี กรณี Medium load density	66
4.15 แสดงอัตราการไหลของลมเย็นที่เกิดขึ้นภายใน 1 ปี กรณี Medium load density	66
4.16 แสดงการเบริญบเทียบปริมาณการใช้พลังงานไฟฟ้าภายใน 1 ปี กรณี Low load density	67
4.17 แสดงอัตราการไหลของลมเย็นที่เกิดขึ้นภายใน 1 ปี กรณี Low load density	67
4.18 ภาพแสดง Energy saving	68

ข้อที่	หน้า
--------	------

๔.1 แสดงแผนผังทางเดินของห้อง 116
๔.1 แสดงการแบ่งโซนการปรับอากาศเพื่อนำขนาดของระบบส่งจ่ายลมยืน 130



สถาบันวิทยบริการ จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

คำอธิบายสัญลักษณ์

สัญลักษณ์	ความหมาย	หน่วย
A	พื้นที่หน้าตัดท่อลม	m^2
C	สัมประสิทธิ์ความสูญเสียเฉพาะที่	
C_p	ค่าความถูกความร้อนจำเพาะของอากาศที่ความดันคงที่	$J / kg \cdot ^\circ C$
D_h	เส้นผ่านศูนย์กลางไฉดรหอดิก	m
f	ตัวประกอบความเสียดทาน	
h	เอนthalpy ของอากาศ	J / kg
h_f	ความร้อนแผงในการเปลี่ยนสถานะ	J / kg
L	ความยาวท่อลม	m
m_i	อัตราการไหลเชิงมวลของอากาศ	kg / s
m_w	อัตราการไหลเชิงมวลของน้ำ	kg / s
P	เส้นรอบวง	m
PLR	อัตราส่วนระหว่างปริมาณการส่งจ่ายลมเย็น	
	ในช่วง part load ต่อ ปริมาณการส่งจ่ายลมเย็นสูงสุด	
P_E	กำลังงานไฟฟ้า	watt
P_s	ความดันสถิต	Pa
P_t	ความดันรวม	Pa
P_v	ความดันไดนามิก	Pa
Q	อัตราการไหลของอากาศ	m^3 / s
$\dot{Q}_{cool,L}$	ภาระทำความเย็นเนื่องจากความร้อนแผง	watt
$\dot{Q}_{cool,S}$	ภาระทำความเย็นเนื่องจากความร้อนสัมผัส	watt
$\dot{Q}_{cool,T}$	ภาระทำความเย็นเนื่องจากความร้อนรวม	watt
Re	ตัวเลขเรย์โนลต์	
T_d	อุณหภูมิอากาศผ่านคอยล์เย็น	$^\circ C$
T_w	อุณหภูมน้ำเย็น	$^\circ C$
V	ความเร็วของอากาศเฉลี่ย	m/s

สัญลักษณ์	ความหมาย	หน่วย
V.	อัตราการไหลของอากาศ	m^3/s
W	ค่าความชื้นจำเพาะ	$kg/kg_{dry\ air}$
e	แทกเตอร์ความชื้นระดับบูรณาชองวัสดุ	
ΔP	ความตันที่พัดลมสร้างขึ้น, ความตันสูญเสียรวมของท่อลม	Pa
ΔP_s	ความตันสูญเสียในชุดอุปกรณ์จ่ายลมเย็น	Pa
ΔP_b	ความตันสูญเสียในท่อลม	Pa
ΔP_c	ความตันสูญเสียคงที่	
	ตอกคร่องอุปกรณ์ปรับปรุงมาตรฐานอากาศปลายทาง	Pa
ρ	ค่าความหนาแน่น	kg/m^3
η_F	ประสิทธิภาพของพัดลม	%
η_M	ประสิทธิภาพของมอเตอร์	%
v	ค่าความหนีดคลนศาสตร์	m^2/s

สถาบันวิทยบริการ จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย