

การศึกษาการถ่ายเทความร้อนในเตาชนิดท่อไฟ



นาย พดุงค์กัตติ รัตนเดช

วิทยานิพนธ์นี้ เป็นส่วนหนึ่งของการศึกษาตามหลักสูตรปริญญาวิศวกรรมศาสตรมหาบัณฑิต

ภาควิชาวิศวกรรมเครื่องกล

บัณฑิตวิทยาลัย จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

พ.ศ 2538

ISBN 974-631-736-9

ลิขสิทธิ์ของบัณฑิตวิทยาลัย จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

16402426

A STUDY OF HEAT TRANSFER IN A FLAME TUBE FURNACE

Mr. Phadungsak Rattanadecho

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

Department of Mechanical Engineering

Graduate School

Chulalongkorn University

1995

ISBN 974-631-736-9

หัวข้อวิทยานิพนธ์ การศึกษาการถ่ายเทความร้อนในเตาชนิดท่อไฟ  
 โดย นาย พดุงศักดิ์ รัตนเดช  
 ภาควิชา วิศวกรรมเครื่องกล  
 อาจารย์ที่ปรึกษา รองศาสตราจารย์ ดร. สมศรี จงรุ่งเรือง



บัณฑิตวิทยาลัย จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย อนุมัติให้วิทยานิพนธ์ฉบับนี้เป็นส่วน  
 หนึ่งของการศึกษาตามหลักสูตรปริญญามหาบัณฑิต

..... คณบดีบัณฑิตวิทยาลัย  
 (รองศาสตราจารย์ ดร. สันติ ถุงสุวรรณ)

คณะกรรมการสอบวิทยานิพนธ์

..... ประธานกรรมการ  
 ( รองศาสตราจารย์ ดร. มนิจ ทองประเสริฐ )

..... กรรมการ  
 ( รองศาสตราจารย์ ดร. วิทยา ยงเจริญ )

..... กรรมการ  
 ( รองศาสตราจารย์ ดร. สมศรี จงรุ่งเรือง )



พิมพ์ต้นฉบับนักดยอวิทยานิพนธ์ภายในกรอบสีเขียวนี้เพียงแผ่นเดียว

พุทธศักร์ ๘๗๔ เดชะ : การศึกษาการถ่ายเทความร้อนในเตาชนิดท่อไฟ (A STUDY OF HEAT TRANSFER IN A FLAME TUBE FURNACE.) อาจารย์ที่ปรึกษา : รศ.ดร.สมศรี จงรุ่งเรือง, 181 หน้า. ISBN 974-631-736-9

วัตถุประสงค์ของงานวิจัยครั้งนี้เพื่อศึกษากลไกของ การถ่ายเทความร้อนจากก๊าซร้อนไปยังผนัง ก่อไฟที่สภาวะต่าง ๆ กัน ในงานวิจัยครั้งนี้ได้ทำการสร้างอุปกรณ์ทดลองขึ้นมาระบบหนึ่งและได้พัฒนาแบบจำลองทางคณิตศาสตร์เพื่อกำนยากรกลไกของ การถ่ายเทความร้อนดังกล่าว โดยเชียน เป็นโปรแกรมคอมพิวเตอร์ช่วยในการหาคำตอบ เพื่อเปรียบเทียบผลที่ได้กับการทดลองจริง

ผลจากการทดลองพบว่าอัตราความร้อนที่คูคลินไว้โดยผนังก่อไฟคือผลรวมของอัตราการถ่ายเทความร้อนเนื่องจากการแผ่รังสีและจากการพาจากก๊าซร้อนไปยังผนังก่อไฟ พบว่า อัตราการบ่อนเปื้องเพลิงต่ำ ๆ เช่นที่  $1 \text{ kg/hr}$ , ปริมาณอากาศส่วนเกิน  $10\%$  และอุณหภูมิผนังก่อไฟ  $650R$  จะมีค่าของอัตราการถ่ายเทความร้อนเนื่องจากการแผ่รังสีจากก๊าซร้อนไปยังผนังก่อไฟ  $57$  เปอร์เซ็นต์ และอัตราการถ่ายเทความร้อนเนื่องจากการพาจากก๊าซร้อนไปยังผนังก่อไฟ  $43$  เปอร์เซ็นต์ แต่ที่อัตราการบ่อนเปื้องเพลิงสูง ๆ เช่นที่อัตราการบ่อนเปื้องเพลิง  $5 \text{ kg/hr}$ , ปริมาณอากาศส่วนเกิน  $10\%$  และอุณหภูมิผนังก่อไฟ  $650R$  จะมีค่าของอัตราการถ่ายเทความร้อนเนื่องจากการแผ่รังสีจากก๊าซร้อนไปยังผนังก่อไฟ  $80$  เปอร์เซ็นต์ และอัตราการถ่ายเทความร้อนเนื่องจากการพาจากก๊าซร้อนไปยังผนังก่อไฟ  $20$  เปอร์เซ็นต์ เมื่อเปรียบเทียบผลที่ได้จากการทดลองกับแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ พบว่าให้ผลที่ใกล้เคียงกัน. ผลต่างประมาณ  $8$  เปอร์เซ็นต์.

ศูนย์วิทยทรัพยากร  
จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

ภาควิชา ..... วิศวกรรมเครื่องกล  
สาขาวิชา ..... วิศวกรรมเครื่องกล  
ปีการศึกษา ..... ๒๕๓๗

ลายมือชื่อนิสิต .....  
ลายมือชื่ออาจารย์ที่ปรึกษา ..... ๙๖/๐๐๗/๑๕๖  
ลายมือชื่ออาจารย์ที่ปรึกษาร่วม .....



# # C515987 : MAJOR MECHANICAL ENGINEERING

KEY WORD: :HEAT TRANSFER /FURNACE / FLAME TUBE

PHADUNGSAK RATANADECHO : A STUDY OF HEAT TRANSFER IN A FLAME TUBE  
FURNACE. THESIS ADVISOR: ASSO. PROF. SOMSRI OCHONGRUNGREONG, Ph.D.  
181 PP. ISBN 974-631-736-9

The objective of this research is to study the mechanism of heat transfer from hot gas to the flame tube surface in many situations. In this research, a set of equipments is built, and mathematical model is developed and used for the prediction of mechanism of heat transfer. A computer program is written to compare the results of the mathematical model and the results from the experiment.

From the experiment, we find that the rate of heat transfer absorbed by flame tube surface is the result of the radiation heat transfer and convection heat transfer from hot gas to flame tube surface. For example, at the fuel entering rate of 1 kg/hr, 10% excess air and flame tube surface temperature 650R will have rate of radiation heat transfer of 57% and rate of convection heat transfer of 43%. For higher fuel entering rate of 5 kg/hr, 10% excess air and flame tube surface temperature 650R will have rate of radiation heat transfer of 80% and rate of heat convection of 20%. When compare the result of the experiment to the result of the mathematical model, we find that the results are very close. The different is about 8%.

ภาควิชา วิศวกรรมเครื่องกล

ลายมือชื่อนิสิต

สาขาวิชา วิศวกรรมเครื่องกล

ลายมือชื่ออาจารย์ที่ปรึกษา ๑๖๗/๘๙/๒๕๖๖

ปีการศึกษา ๒๕๓๗

ลายมือชื่ออาจารย์ที่ปรึกษาร่วม

กิตติกรรมประกาศ



วิทยานิพนธ์นี้ สำเร็จลุล่วงด้วยดี ก็ด้วยค่าแนะนำปรึกษาอย่างดีเยี่ยม โดยเฉพาะ  
จากอาจารย์ที่ปรึกษาวิทยานิพนธ์คือ รองศาสตราจารย์ ดร.สมศรี จงรุ่งเรือง ตลอด  
จนคณะกรรมการตรวจวิทยานิพนธ์ทุกท่านคือ รองศาสตราจารย์ ดร.มานิจ ทองประ-  
เสริฐ ประธานกรรมการ รองศาสตราจารย์ ดร.วิทยา ยงเจริญ กรรมการ ที่ได้  
ร่วมให้ค่าแนะนำแก้ไข ที่เป็นประโยชน์ต่อวิทยานิพนธ์นี้ ผู้วิจัยขอขอบพระคุณมา ณ.  
โอกาส

ผู้วิจัยขอขอบพระคุณ ภาควิชาวิศวกรรมเครื่องกล คณะวิศวกรรมศาสตร์ และ  
บัณฑิตวิทยาลัยจุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย ที่ได้ให้ความอนุเคราะห์ทางด้านสถานที่และ  
เงินทุนที่ใช้ในการวิจัย ท้ายนี้ผู้วิจัยขอขอบพระคุณ บิดามารดาของผู้วิจัย อันเป็นที่  
รักยิ่งของช้าพเจ้าที่ได้ให้กำลังใจในการทำวิทยานิพนธ์ จนสำเร็จลุล่วงไปด้วยดี

ศูนย์วิทยทรัพยากร  
จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

สารบัญ



หน้า

บทคัดย่อภาษาไทย .....	๔
บทคัดย่อภาษาอังกฤษ .....	๙
กิตติกรรมประกาศ .....	๑๖
สารบัญ .....	๗๙
คำอธิบายสัญลักษณ์และคำย่อ .....	๗๙

บทที่

1 บทนำ .....	1
2 งานวิจัยที่เกี่ยวข้อง .....	15
3 ทฤษฎีที่เกี่ยวข้องกับงานวิจัย .....	25
4 แบบจำลองทางคณิตศาสตร์ของระบบและโปรแกรมคอมพิวเตอร์ ..	34
5 เครื่องมือทดลอง .....	45
6 การทดลอง .....	58
7 การเปรียบเทียบผลที่ได้จากการทดลองกับผลจากแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ .....	61
8 สรุปการวิจัยและข้อเสนอแนะ .....	124
รายการอ้างอิง .....	129
ภาคผนวก .....	131
ประวัติผู้เขียน .....	181

คำอธิบายและสัญลักษณ์

สัญลักษณ์

ความหมาย



A	พื้นที่ผิว, $\text{ft}^2$
C	ความจุความร้อนจำเพาะ, $\text{Btu/lb}_m$
D	เส้นผ่าศูนย์กลาง, ft
E	กำลังการแพร่รังสีความร้อนของก๊าซ, $\text{Btu/hr ft}^2$
F	ค่าแฟคเตอร์เชิงรุปร่าง, ตัวเลขไร้หน่วย
h	エネทัลปี, $\text{Btu/hr}$
h	ค่าสมประสิทธิ์การพาความร้อน, $\text{Btu}/\text{ft}^2 \text{hr F}$
i	ค่าความร้อนเชือเพลิง, $\text{Btu/lb}$
K	ค่าการนำความร้อน, $\text{Btu/hr ft R}$
L	ความยาว, ft
m	อัตราการไหลเชิงมวล, $\text{lb/hr}$
Nu	ค่า Nusselt number, ตัวเลขไร้หน่วย
P	ความดัน, $\text{lb/in}^2$
P	ความยาวเส้นรอบรูป, ft
Pr	ค่า Prandtl number, ตัวเลขไร้หน่วย
Q	อัตราการถ่ายเทความร้อน, $\text{Btu/hr}$
R	รัศมี, ft
Re	เรย์โนลต์ นัมเบอร์, ตัวเลขไร้หน่วย
T	อุณหภูมิ, F
t	เวลา, hr
v	ความเร็ว, $\text{ft/s}$
w	อัตราการไหลโดยโมล, $\text{lb.mol/hr}$

$\psi$	ปริมาตรร่องท่อ, $\text{ft}^3/\text{lb}$
$f$	ค่าแฟคเตอร์การแลกเปลี่ยน, ตัวเลขไม้เท่ากับ
$\alpha$	ค่าการดูดกลืนรังสี, ตัวเลขไม้เท่ากับ
$\epsilon$	ค่าการเปล่งรังสี, ตัวเลขไม้เท่ากับ
$\eta$	ประสิทธิภาพ, %
$\lambda$	ความยาวคลื่น, $\mu\text{m}$
$\mu$	ค่าความหนืด absolute, $\text{lb}/\text{hr ft}$
$\chi$	ค่าความหนืดผลศัตรร์, $\text{ft}^2/\text{s}$
$\rho$	ความหนาแน่น, $\text{lb}/\text{ft}^3$
	ค่าคงที่ของ Stefan Boltzmann, $\text{Btu}/\text{ft}^2 \text{R}^4$
$\tau$	ค่าการส่งผ่านรังสี, ตัวเลขไม้เท่ากับ
$\omega$	มุมกรวยตัน, Sr
$\Sigma$	ผลรวม

# ศูนย์วิทยทรัพยากร จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

## ຕົວທີ່ອຍກ້າຍ

ສັບປະລິການ

ຄວາມຮມາຍ

air	ອາກາສ
abs	ດຸດກລືນ
c	ຕົວຮັບຄວາມຮືອນ
cond	ກາຣນຳຄວາມຮືອນ
conv	ກາຣພາຄວາມຮືອນ
e	ຟູ້ກໍາສ
F	ເຂືອເພລິງ
g	ກໍາສ
o	ກາຢານອກ
R	ວັດຖຸທຸນໄຟ
r	ກາຣແຜ່ຮັງສີ

ສູນຍົວທີ່ອຍກ້າຍ  
ຈຸພາລັງກຽມມາວິທາລ້ຍ