



PRINCE OF SONGKLA UNIVERSITY
FACULTY OF ENGINEERING

Final Examination: Semester 2

Academic Year: 2014

Date: May 6, 2015

Time: 09:00-12:00

Subject: 231-331 Chemical Engineering Equipment Design

Room: S103

ชื่อ-นามสกุล รหัสนักศึกษา ตอนเรียนที่ 01

หมายเหตุ

- ข้อสอบมี 2 ส่วน ส่วนนี้คือส่วนที่หนึ่ง ทำในห้องสอบ มีข้อสอบทั้งหมด 3 ข้อ ในกระดาษคำถาม 11 หน้า
ต้องทำทุกข้อ คะแนนเต็ม 150 คะแนน

ข้อที่ #	1	2	3	รวม
คะแนนเต็ม	50	50	50	150
ได้คะแนน				

- ห้ามการหยิบยืมสิ่งใดๆ ทั้งสิ้น จากผู้อื่นๆ เว้นแต่ผู้คุมสอบจะหยิบยืมให้
- ห้ามนำส่วนใดส่วนหนึ่งของข้อสอบส่วนนี้ออกจากห้องสอบ
- ผู้ที่ประสงค์จะออกจากห้องสอบก่อนหมดเวลาสอบ แต่ต้องไม่น้อยกว่า 30 นาที ให้ยกมือขออนุญาตจากผู้คุมสอบก่อนจะลุกจากที่นั่ง
- เมื่อหมดเวลาสอบ ผู้เข้าสอบต้องหยุดการเขียนใดๆ ทั้งสิ้น
- ผู้ที่ปฏิบัติเข้าข่ายทุจริตในการสอบ ตามประกาศคณะวิศวกรรมศาสตร์

มีโทษ คือ ปรับตกในรายวิชาที่ทุจริต และพักการเรียน 2 ภาคการศึกษา

- ให้นักศึกษาสามารถนำสิ่งต่อไปนี้เข้าห้องสอบได้
 - ตำรา
 - หนังสือ
 - เครื่องคิดเลข
 - กระดาษ A4 แผ่น
 - พจนานุกรม
 - อื่นๆ .
- ให้ทำข้อสอบโดยใช้ ดินสอ (HB+) ปากกา
- ขอให้นักศึกษาอ่านและศึกษารายละเอียดของทั้งข้อมูลและคำถามแต่ละข้อ ให้เข้าใจทั้งหมด แล้ววางแผนการแก้ปัญหา ก่อนลงมือทำข้อสอบ

(นายสุธรรม สุขมณี)

ผู้ออกข้อสอบ

20 เมษายน 2558

นักศึกษารับทราบ ลงชื่อ

หน้าที่ 2

ชื่อ

รหัสประจำตัว

5			0	1	0			
---	--	--	---	---	---	--	--	--

- 1) (50 คะแนน) ในการออกแบบปั๊มเพื่อสูบของเหลวชนิดหนึ่งจากถังสุญญากาศ โดยระดับของเหลวในถังเก็บใบนี้ อยู่ต่ำกว่าระดับติดตั้งปั๊ม 1.0-1.2 m. ความดันภายในถัง มีค่าระหว่าง 40-45 kPa เส้นท่อที่ต่อเชื่อมระหว่างถังเก็บกับทางเข้าปั๊ม (Suction line) เป็นท่อขนาดระบุ 150 mm. ส่วนเส้นท่อที่ต่อเชื่อมระหว่างทางออกปั๊มและจุดปลายท่อออก (Discharge line) เป็นท่อขนาดระบุ 100 mm ปลายท่อเส้นนี้ สูงกว่าระดับติดตั้งปั๊ม 2.5 m. มีความดันปลายท่อ 101 kPa เส้นท่อทั้งสอง ใช้ท่อเหล็กกล้าไร้ตะเข็บ มาตรฐาน ANSI Sch. No. 40ST ของเหลวชนิดนี้ มีความหนาแน่น 792 kg/m³ ความหนืดสมบูรณ์ 0.58 mPa.s ความดันไอที่อุณหภูมิในการออกแบบ 13.4 kPa และอัตราการไหลในการออกแบบ 60 m³/h ผลการประเมินความดันลดจากการไหล ในท่อเข้าปั๊มและท่อออกจากปั๊ม ที่อัตราการไหลและร้อยละการเปิดวาล์วควบคุมในท่อออกจากปั๊ม ได้ข้อมูลดังนี้

Q, m ³ /h	ΔP_s , kPa	ΔP_d ที่ร้อยละการเปิดวาล์วควบคุมต่างๆ, kPa			
		25%	50%	75%	100%
30	0.3	140.1	93	46.3	30
45	0.8	184	122.4	61.4	40.1
60	1.4	245.4	163.5	82.6	54.3
75	2.1	324.4	216.4	109.7	72.4
90	3	420.9	281.1	142.9	94.6

หากทางเลือกหนึ่งของปั๊มนำมาพิจารณา เป็นปั๊มซึ่งทำงานที่ความเร็วรอบ 1750 RPM ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางใบพัด 250 mm และมีข้อมูลสมรรถนะการทำงาน จากการใช้น้ำอุณหภูมิ 30 °C เป็นของเหลวทดสอบ ดังนี้

Q_p (m ³ /h)	h_p (m.)	NPSH (m.)	η_p (-)
30	24.4	1.5	0.55
45	23.5	1.8	0.6
60	21.5	2.1	0.7
75	18.2	2.3	0.68
90	13.7	2.6	0.63

หน้าที่ 3

ชื่อ

รหัสประจำตัว

5			0	1	0			
---	--	--	---	---	---	--	--	--

- 1.1 (10 คะแนน) ความเร็วจำเพาะ (N_s) และเส้นผ่านศูนย์กลางจำเพาะ (D_s) ของปมตัวนี้ที่อัตราการไหลในการ
ออกแบบ มีค่าเท่าใด ประสิทธิภาพที่ประเมินจากค่าของ N_s และ D_s มีค่าประมาณเท่าใด มีความสอดคล้อง
กับข้อมูลการทำงานของปมหรือไม่

หน้าที่ 4

ชื่อ

รหัสประจำตัว

5			0		1	0			
---	--	--	---	--	---	---	--	--	--

- 1.2 (25 คะแนน) ปัมป์ตัวนี้สามารถใช้งานได้หรือไม่ หากใช้ไม่ได้ ปัญหาในการทำงานอยู่ที่จุดใด มีแนวทางแก้ไขให้สามารถใช้งานได้ตามข้อกำหนดอย่างไร และหากได้ดำเนินการให้สามารถใช้งานได้ตามข้อกำหนดแล้ว จะมีค่า Brake power เท่าใด

หน้าที่ 5

ชื่อ

รหัสประจำตัว

5			0		1	0			
---	--	--	---	--	---	---	--	--	--

- 1.3 (15 คะแนน) ในระบบการส่งของเหลวโดยใช้ปั๊ม อัตราการไหลของของเหลวในระบบ คือจุดที่เฮดจลน์รวม (h_{TD}) ของระบบเท่ากับเฮดของปั๊ม (h_p) ขอให้ท่านคาดหมายว่า เมื่อวาล์วควบคุมอัตราการไหลเปิดเต็มที่ (100%) อัตราการไหลของของเหลวในเส้นท่อ มีค่าโดยประมาณเท่าใด

หน้าที่ 6

ชื่อ

รหัสประจำตัว

5			0		1	0			
---	--	--	---	--	---	---	--	--	--

- 2) (50 คะแนน) ขอให้ท่านกำหนดจำนวน stage ขนาดใบพัด ความเร็วรอบ รวมทั้งประเมินอุณหภูมิที่ทางออก สัดส่วนกำลังอัด (Compression ratio) ที่ได้ และกำลังงานที่ใช้ในการขับเคลื่อน จาก Centrifugal blower ที่ใช้อัด อากาศ อุณหภูมิ 32 °C ความดัน 101.3 kPa โดยกำหนดความจุที่ทางเข้าเครื่อง (Intake capacity) 1.4 m³/s และ สัดส่วนกำลังอัดของ blower ตัวนี้ต้องไม่น้อยกว่า 1.75

หน้าที่ 7

ชื่อ

รหัสประจำตัว

5			0		1	0			
---	--	--	---	--	---	---	--	--	--

= หน้าที่สำหรับทำโจทย์ข้อที่ 2 =

หน้าที่ 8

ชื่อ

รหัสประจำตัว

5			0		1	0			
---	--	--	---	--	---	---	--	--	--

= หน้าที่สำหรับทำโจทย์ข้อที่ 2 =

ชื่อ

รหัสประจำตัว

5			0		1	0			
---	--	--	---	--	---	---	--	--	--

- 3) (50 คะแนน) โรงงานอุตสาหกรรมปิโตรเคมีแห่งหนึ่ง ต้องการสร้างถังเก็บ LPG (Liquefied Petroleum Gas) เพื่อใช้เป็นแหล่งเชื้อเพลิงในโรงงาน โดยถังเก็บนี้ต้องมีความจุรวม (บรรจุเต็ม) ไม่น้อยกว่า 55 m³ ที่ความดันใช้งาน 2.5 MPa และทนต่ออุณหภูมิได้ 60 °C ถ้าทำงานอยู่ในที่มงานวิศวกรที่ปรึกษาของบริษัทนี้ และมีหน้าที่ที่จะต้องคำนวณและกำหนดรายละเอียด ประกอบการตัดสินใจเลือกสร้างถังเก็บชนิดใดชนิดหนึ่งจากถังเก็บ 2 ชนิด คือถังเก็บทรงกลม และถังเก็บทรงกระบอกวางในแนวระดับ ซึ่งมีอัตราส่วนของความยาวต่อเส้นผ่านศูนย์กลาง (L/D) ในช่วงระหว่าง 2.5 ถึง 4 ต่อ 1 ว่าระหว่างถังเก็บทั้งสองชนิดนี้ ควรเลือกสร้างถังเก็บชนิดใด มีรายละเอียดต่างๆ เช่น วัสดุที่ใช้ในการจัดสร้าง ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง ความหนาของตัวถัง ตลอดจนความยาวของตัวถัง และความหนาของฝาถัง (ในกรณี que เลือกสร้างถังเก็บทรงกระบอก) เป็นอย่างไร และหากกำหนดสัดส่วนการบรรจุสูงสุดในฐานปริมาตร ของถังเก็บที่เลือกไว้ที่ 0.95 ถังเก็บตามรายละเอียดที่กำหนด จะสามารถบรรจุ LPG ได้เท่าใด มีน้ำหนักขั้นต่ำของตัวถังและ LPG ที่บรรจุ (Full vessel dead weight) เท่าใด

คำแนะนำและข้อมูล

ความดันไอของ LPG ที่อุณหภูมิ 60 °C และ 90 °C มีค่า 2.4 และ 4.0 MPa ตามลำดับ

ความหนาแน่นของ LPG อยู่ในช่วงระหว่าง 525-580 kg/m³

ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง หรือความยาวของตัวถัง ในกรณี que ในหน่วยระยะทางเป็น mm

ควรปรับค่าในอนุกรม 25 mm หรือ 50 mm เพื่อสะดวกต่อการจัดหาหรือจัดสร้าง

หน้าที่ 10

ชื่อ

รหัสประจำตัว

5			0		1	0			
---	--	--	---	--	---	---	--	--	--

= หน้าที่สำหรับทำโจทย์ข้อที่ 3 =

หน้าที่ 11

ชื่อ

รหัสประจำตัว

5		0	1	0			
---	--	---	---	---	--	--	--

= หน้าที่สำหรับทำโจทย์ข้อที่ 3 =