

มหาวิทยาลัยสงขลานครินทร์

คณะวิศวกรรมศาสตร์

การสอบปลายภาค ประจำภาคการศึกษาที่ 2

วันที่ 2 มีนาคม 2548

วิชา 215-241 Mechanics of Fluids I

ประจำปีการศึกษา 2547

เวลา 13.30-16.30 น.

ห้อง A301, A303

คำสั่ง

1. ข้อสอบมีทั้งหมด 6 ข้อ ให้ทำทุกข้อ
2. ให้ทำในตัวข้อสอบนี้ ให้ใช้การเขียนแบบ 2 หน้าได้
3. ห้ามนำเอกสารใด ๆ เข้าห้องสอบ

กำหนดให้

1. ความหนาแน่นของน้ำเท่ากับ $1,000 \text{ kg/m}^3$
2. ค่าความเร่งเนื่องจากแรงโน้มถ่วงของโลก $g = 9.81 \text{ m/s}^2$
3. ค่าความหนืดสัมบูรณ์ของน้ำ $\mu = 1.02 \times 10^{-3} \text{ Pa.s}$

อ.กำฤทธิ์ อูทาร์พันธุ์

อ.พุทธิพงศ์ แสนสบาย

ผู้ออกข้อสอบ

ข้อ	คะแนนเต็ม	คะแนนที่ได้
1	20	
2	20	
3	20	
4	20	
5	20	
6	20	
คะแนนรวม	120	

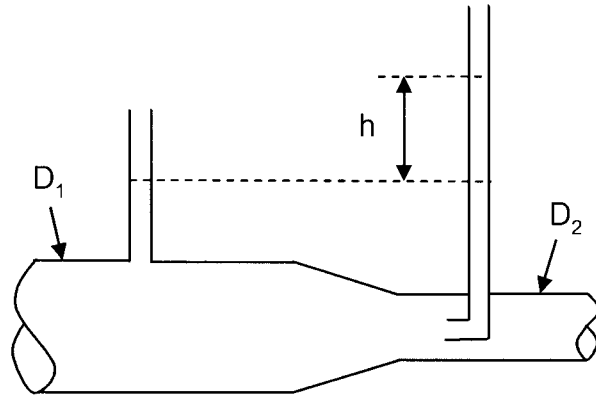
ชื่อ-สกุล.....

รหัส.....

สังกัดหลักสูตรวิศวกรรม.....

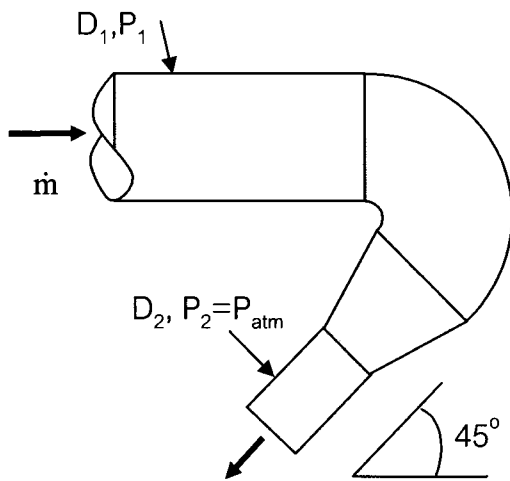
ตอน.....

ข้อที่ 1) น้ำไหลผ่าน Venturi meter ซึ่งมี static และ stagnation pressure tube ติดตั้งกับท่อที่หน้าตัด (1) และ (2) ตามลำดับดังรูป จงหาอัตราการไหลเชิงมวลของน้ำในท่อ (m) ถ้าเส้นผ่าศูนย์กลางกลางของท่อตรงหน้าตัด (1) มีค่า $D_1 = 100$ mm, เส้นผ่าศูนย์กลางกลางของท่อตรงหน้าตัด (2) มีค่า $D_2 = 50$ mm, ผลต่างของระดับน้ำในหลอดเป็น $h = 200$ mm และให้น้ำมีคุณสมบัติเป็นของไหลอุดมคติ



ข้อที่ 2) น้ำไหลแบบคงตัวผ่านท่ออที่มี การเปลี่ยนพื้นที่หน้าตัดดังรูป ถ้าที่หน้าตัด (1) มีความดันสัมบูรณ์ $P_1 = 250 \text{ kPa (abs)}$, เส้นผ่าศูนย์กลาง $D_1 = 150 \text{ mm}$, และที่หน้าตัด (2) มีเส้นผ่าศูนย์กลาง $D_2 = 80 \text{ mm}$ และมีความดันเท่ากับความดันบรรยากาศ ถ้าไม่คิดน้ำหนักของท่ออและน้ำในท่ออ ไม่คิดความแตกต่างของระดับ และให้น้ำมีคุณสมบัติเป็นของไหลอุดมคติ จงหา

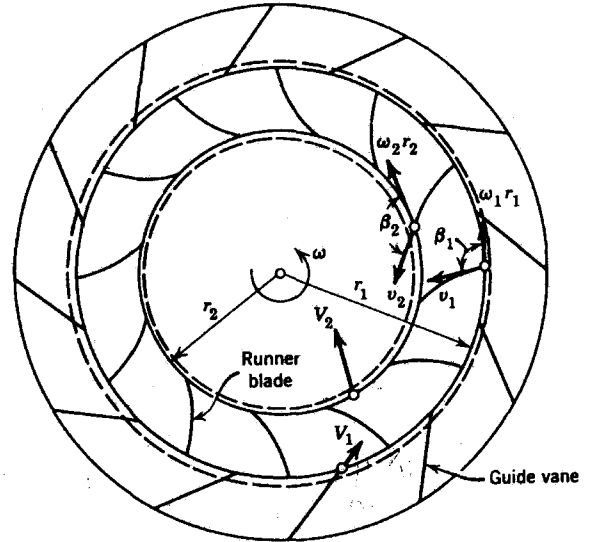
- 2.1 อัตราการไหลของน้ำ (\dot{m} , kg/s)
- 2.2 แรงในแนวราบสำหรับยึดท่อให้อยู่นิ่ง
- 2.3 แรงในแนวตั้งสำหรับยึดท่อให้อยู่นิ่ง



ข้อที่ 3) Reaction turbine ตัวหนึ่ง มีรัศมี $r_1 = 2.0 \text{ m}$, $r_2 = 1.0 \text{ m}$ และความหนาของใบ $b = 0.5 \text{ m}$ เท่ากันตลอด มุมของใบพัดตรงทางเข้า (β_1) คือ 60° อัตราการไหลของน้ำ $30 \text{ m}^3/\text{s}$ และตัว runner หมุนด้วยความเร็ว 90 rpm โดยให้น้ำมีคุณสมบัติเป็นของไหลอุดมคติ และความเร็วสัมบูรณ์ของน้ำที่ทางออกอยู่ในแนวรัศมีเพียงอย่างเดียว

จงคำนวณหา

- 1) มุมที่ความเร็วสัมบูรณ์เข้าสู่ runner (α_1)
และมุมของใบพัดตรงทางออก (β_2)
- 2) Torque ที่กระทำต่อ runner
- 3) กำลังที่ได้จาก Turbine
- 4) ผลต่างความดันของน้ำเมื่อผ่าน runner

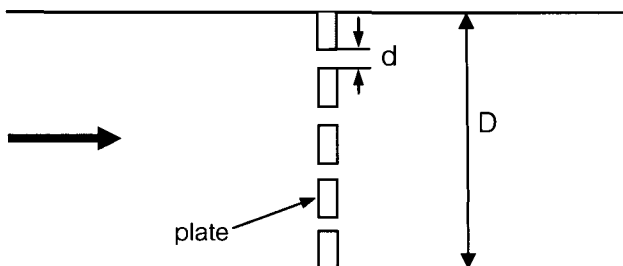


ข้อที่ 4) แผ่นกรองสิ่งเจือปนในน้ำ สำหรับติดตั้งในท่อดังแสดงในรูป จะเป็นแผ่นโลหะบาง และเจาะรูไว้จำนวนหนึ่ง ซึ่งแผ่นกรองทำให้เกิดความดันตกเมื่อน้ำไหลผ่าน เพื่อศึกษาความดันตกของการไหลผ่านแผ่นกรอง จึงได้ทำการทดลองกับแบบจำลองซึ่งมีลักษณะทางกายภาพเหมือนกับต้นแบบ โดยมีข้อมูลต่างๆดังนี้

ตัวแปร	ต้นแบบ	แบบจำลอง
d = เส้นผ่าศูนย์กลางรูเจาะ	1.0 mm	?
D = เส้นผ่าศูนย์กลางท่อ	50 mm	10 mm
μ = viscosity	1.02×10^{-3} Pa.s	1.02×10^{-3} Pa.s
ρ = ความหนาแน่น	$1,000 \text{ kg/m}^3$	$1,000 \text{ kg/m}^3$
V = ความเร็ว	2 m/s	?

ถ้าหากความดันตก, ΔP , เป็นความสัมพันธ์กับตัวแปรข้างต้น ให้ใช้ dimensional analysis หา กลุ่มตัวแปรไร้มิติของปัญหานี้ (ใช้มิติปฐมภูมิ MLT และใช้ ρ , V, D เป็นตัวแปรซ้ำ)

จงหาค่าของตัวแปรสำหรับแบบจำลองที่แสดงในตารางด้วยเครื่องหมายคำถาม และจงหา อัตราส่วนของความดันตก ($\Delta P_m / \Delta P_p$)

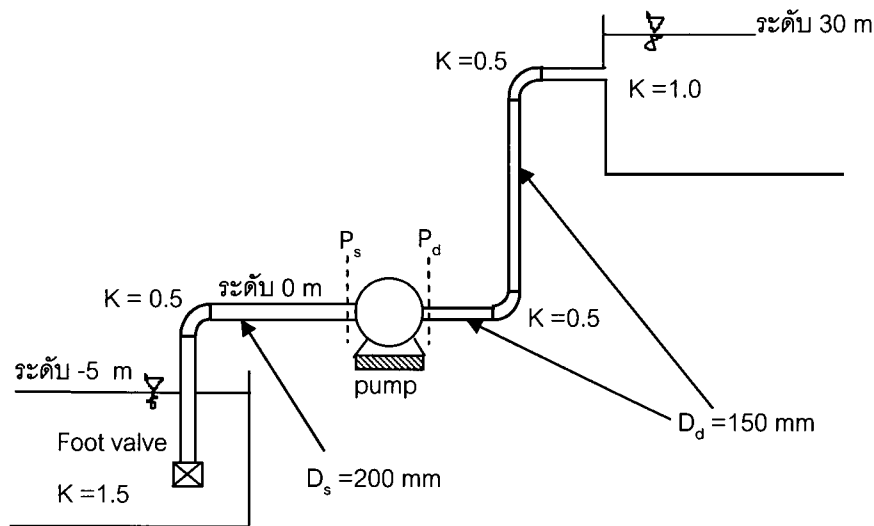


ข้อที่ 5) น้ำถูกสูบจากถังพักใต้ดินซึ่งมีระดับน้ำต่ำกว่าปั๊ม 5 m ด้วยอัตรา $0.06 \text{ m}^3/\text{s}$ ขึ้นไปเก็บที่ถังน้ำบนดาดฟ้าของตึก ซึ่งสูงกว่าปั๊ม 30 m หากท่อในระบบเป็นท่อ PVC (smooth pipe) โดยท่อตรงช่วงทางคูดยาว 10 m และมีเส้นผ่าศูนย์กลาง (D_s) 200 mm ส่วนด้านจ่ายท่อมีความยาวรวม 50 m และมีเส้นผ่าศูนย์กลาง (D_d) 150 mm หากปั๊มมีประสิทธิภาพเชิงกล 75%

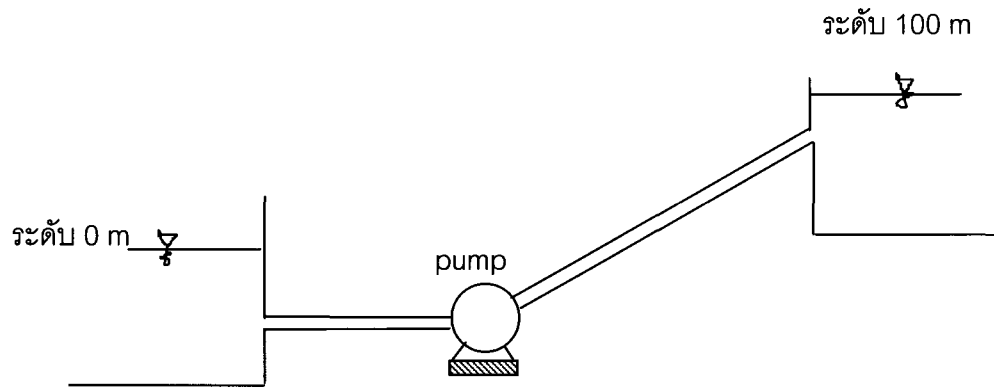
จงหา ก) ความดันด้านทางดูดของปั๊ม (P_s)

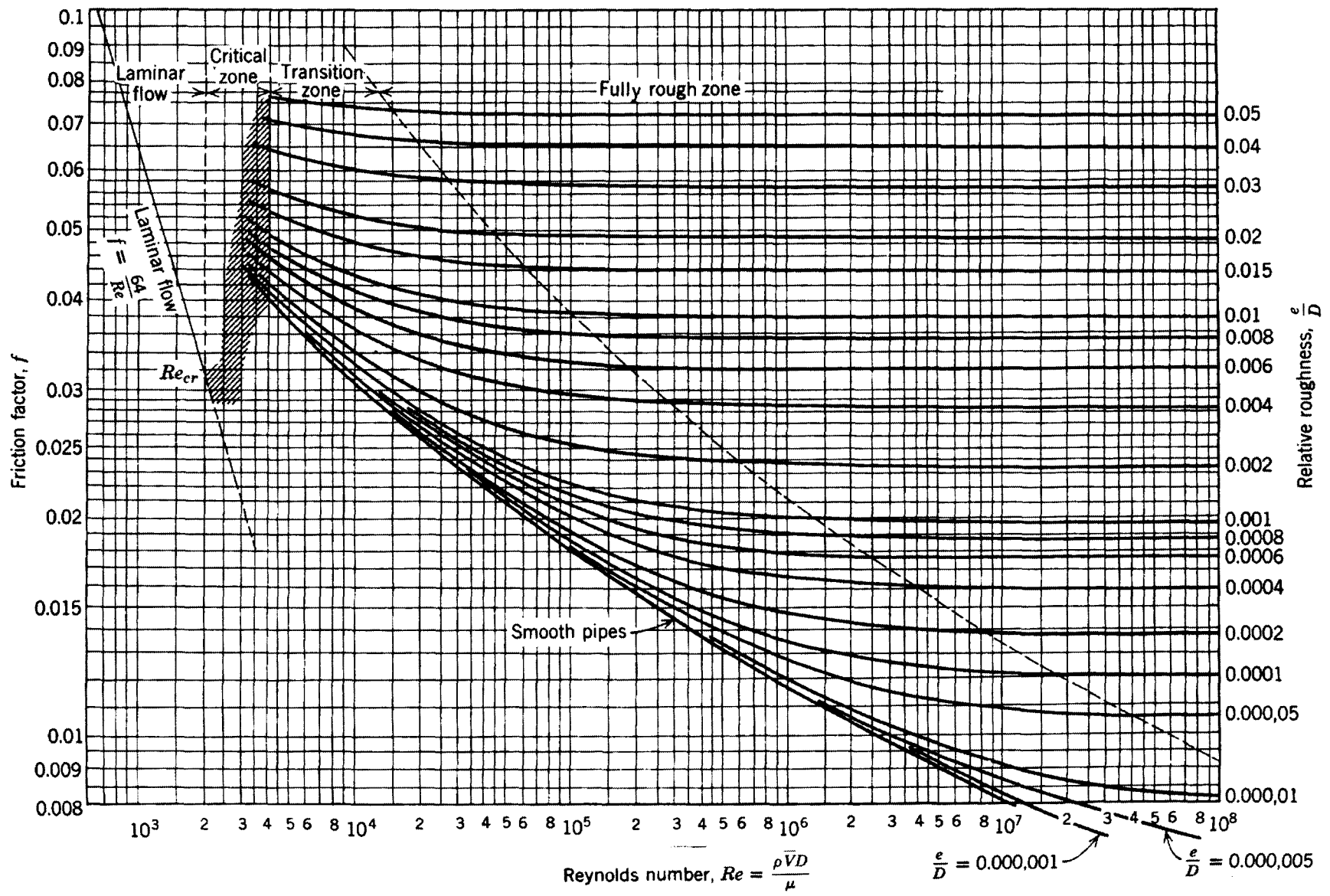
ข) ความดันจ่ายของปั๊ม (P_d)

ค) กำลังที่ใช้ขับปั๊ม



ข้อ 6) ท่อส่งน้ำมันดิบระหว่างถังเก็บขนาดใหญ่สองแห่ง (crude oil, s.g. = 0.86, $\mu = 6.0 \times 10^{-3}$ Pa.s) เป็นท่อเหล็ก (Galvanized Iron, $e = 0.1$ mm.) เส้นผ่าศูนย์กลาง 1.0 m โดยใช้ปั๊มขนาด 300 kW และปั๊มมีประสิทธิภาพเชิงกล 85% ซึ่งต้องเดินท่อยาว 1,500 m และมีความสูญเสียรองรวม $K = 10.0$ จงหาอัตราการไหลของน้ำมันดิบ





DIMENSIONS OF FLUID-MECHANICS PROPERTIES

Quantity	Symbol	Dimensions	
		{MLT}	{FLT}
Length	L	L	L
Area	A	L ²	L ²
Volume	V	L ³	L ³
Velocity	v	LT ⁻¹	LT ⁻¹
Speed of sound	a	LT ⁻¹	LT ⁻¹
Volume flow	Q	L ³ T ⁻¹	L ³ T ⁻¹
Mass flow	\dot{m}	MT ⁻¹	FTL ⁻¹
Pressure, stress	P, σ	ML ⁻¹ T ⁻²	FL ⁻²
Strain rate	ϵ	T ⁻¹	T ⁻¹
Angle	θ	None	None
Angular velocity	ω	T ⁻¹	T ⁻¹
Viscosity	μ	ML ⁻¹ T ⁻¹	FTL ⁻²
Kinematic viscosity	ν	L ² T ⁻¹	L ² T ⁻¹
Surface tension	σ	MT ⁻²	FL ⁻¹
Force	F	MLT ⁻²	F
Moment , Torque	M	ML ² T ⁻²	FL
Power	P	ML ² T ⁻³	FLT ⁻¹
Work, energy	W, E	ML ² T ⁻²	FL
Density	ρ	ML ⁻³	FL ⁻⁴ T ²