

**คณะวิศวกรรมศาสตร์**  
**มหาวิทยาลัยสงขลานครินทร์**

การสอบปลายภาค ประจำปีการศึกษาที่ 2

ปีการศึกษา 2551

วันที่ 16 กุมภาพันธ์ 2552

เวลา 13.30 - 16.30 น.

วิชา 215-314, 216-314 : Mechanical Design I

ห้อง A 401

226-305 : Machine Design

**คำสั่ง**

1. ข้อสอบมีทั้งหมด 7 ข้อ แต่ละข้อมีคะแนนไม่เท่ากัน ให้ทำทุกข้อ ลงในกระดาษข้อสอบ ถ้าเนื้อที่กระดาษมีไม่พอให้เขียนต่อด้านหลังของข้อสอบข้ออื่นๆ ได้
2. ห้ามสวมเสื้อ shop / jacket ทุกชนิดเข้าห้องสอบ
3. อนุญาตให้นำ lecture note เอกสารที่ผู้สอนแจกให้ และ note ที่นักศึกษาเตรียมมาด้วยลายมือตัวเองเข้าห้องสอบได้
4. หนังสือ และตำรา อนุญาตเฉพาะ Robert C. Juvinall, Kurt M. Marchek, "Fundamentals of Machine Component Design", 4<sup>th</sup>, John Wiley & Son, Inc.
5. สำเนาเอกสารที่ถ่ายจากหนังสือ หรือตำราทุกชนิด ห้ามนำเข้าห้องสอบ
6. อนุญาตให้ใช้ดินสอทำข้อสอบได้
7. อนุญาตให้ใช้เครื่องคิดเลขได้ทุกชนิด
8. ข้อสอบมีทั้งหมด 16 แผ่น (รวมเอกสารแนบท้ายข้อสอบ 2 แผ่น)

ชื่อ..... รหัสนักศึกษา..... ตอน.....

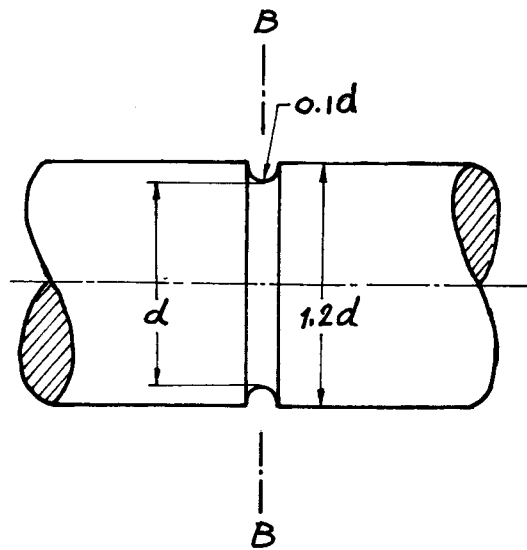
ข้อ	1	2	3	4	5	6	7	รวม
คะแนนเต็ม	20	10	20	20	10	20	20	120
ทำได้								

ผศ.สมเกียรติ      นาคกุล  
ผู้ออกข้อสอบ

ชื่อ..... รหัสนักศึกษา..... ตอน.....

ข้อ 1 หน้าตัด B – B ของเพลลาที่แสดงในรูปที่ 1 เป็น Critical section รับ Loads มีค่าเปลี่ยนแปลงตามเวลาซึ่งมีค่าต่างๆ ดังนี้  $M_{\min} = 2,000lb - in.$   $M_{\max} = 8,000lb - in.$

$T_{\min} = 50,000lb - in.$   $T_{\max} = 90,000lb - in.$  ถ้าใช้ Factor of Safety = 2.5 และเพลลาทำจากเหล็กกล้า AISI 1060 Q&T มีค่า  $S_y = 76kpsi$ ,  $S_e = 50kpsi$  และ  $S_{ut} = 116kpsi$  จงคำนวณหาค่า  $d$  โดยใช้ Modified Goodman Theory ถ้า Notch Sensitivity,  $q$  ในกรณี Bending และ Torsion มีค่าเท่ากันคือ 0.85 ( 20 คะแนน )



รูปที่ 1

ชื่อ..... รหัสนักศึกษา..... ตอน.....

ข้อ 2 จงออกแบบระบบส่งกำลังด้วย roller chain เพื่อใช้ในการขับ gear pump ซึ่งทำงานที่ความเร็วรอบ 520 รอบต่อนาที ขับด้วย motor ขนาด 48 HP ทำงานที่ความเร็วรอบ 1440 รอบต่อนาที กำหนดให้ services factor = 1.2 ( 10 คะแนน )

ชื่อ..... รหัสนักศึกษา..... ตอน.....

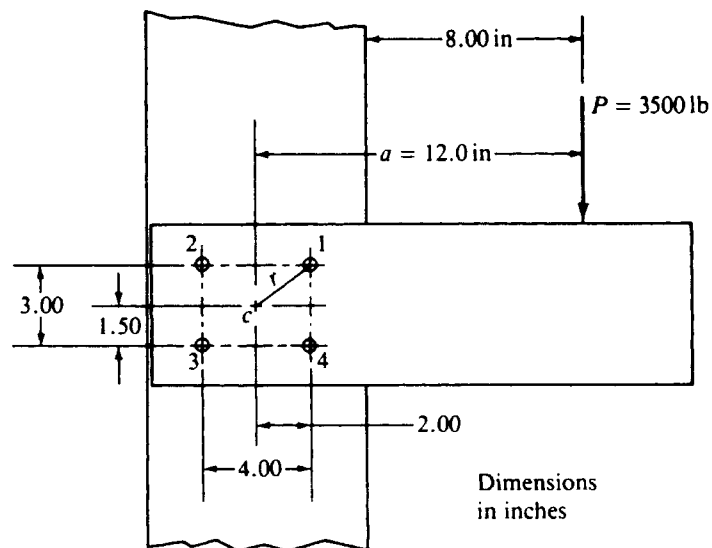
ข้อ 3 เพลาของเครื่องจักรชนิดหนึ่งทำงานที่ความเร็วรอบ 1,000 rpm บริเวณที่จะติดตั้งตลับลูกปืน มีเส้นผ่าศูนย์กลาง 30 มิลลิเมตร รับ radial load,  $F_r = 2.0kN$  และ axial load,  $F_a = 1.0kN$  ถ้า load factor = 1.2 ต้องการให้ตลับลูกปืนใช้งานได้ 5,000 ชั่วโมง ภายใต้อัตราความน่าเชื่อถือ 95 % จงเลือกตลับลูกปืนสำหรับงานนี้ โดยที่

(ก) เลือก Single-row deep groove ball bearing (10 คะแนน )

(ข) เลือก Single-row angular contact ball bearing ( 10 คะแนน )

ชื่อ..... รหัสนักศึกษา..... ตอน.....

ข้อ 4 ในรูปที่ 2 เป็น permanent joint ซึ่ง joint plate ทั้งคู่ทำจากเหล็กกล้า ใช้ Bolt SAE grade 7, fine pitch series ค่าต่างๆ ที่จำเป็นต้องใช้ในการคำนวณแสดงอยู่ในรูป ถ้า slip coefficient,  $\mu_s = 0.4$  จงหาขนาดของ bolts ที่เล็กที่สุดที่สามารถนำมาใช้งานได้ ( 20 คะแนน)

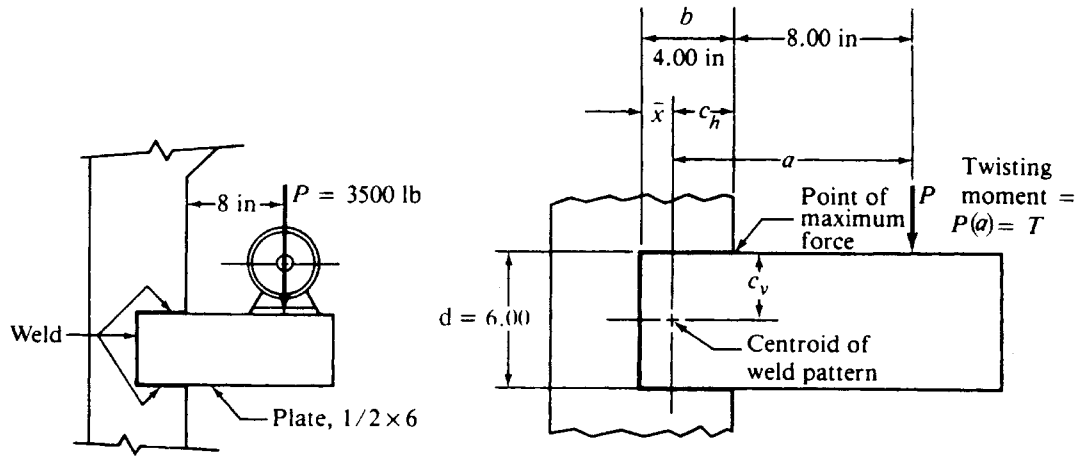


รูปที่ 2

ชื่อ..... รหัสนักศึกษา..... ตอน.....

ข้อ 5 ชิ้นงานเชื่อมที่แสดงอยู่ในรูปที่ 3 คือ fillet weld เชื่อมด้วยลวดเชื่อม E 8013 ถ้าวอกแบบ

โดยใช้ factor of safety = 2.5 จงคำนวณหาขนาดของ leg ของรอยเชื่อม (10 คะแนน)



(a) Basic design of bracket

(b) Dimensions of bracket

รูปที่ 3

ชื่อ..... รหัสนักศึกษา..... ตอน.....

ข้อ 6 ต้องการขับ piston compressor เครื่องหนึ่งด้วย Hi-torque AC motor ขนาด 25 kW ถ้า motor ทำงานที่ความเร็วรอบ 1440 rpm ส่งกำลังที่ speed ratio = 2.0 และระบบถูกใช้งานอย่างต่อเนื่องทุกวัน วันละ 24 ชั่วโมง จงออกแบบระบบส่งกำลัง ถ้าต้องการส่งกำลังด้วย V-belt ( 20 คะแนน )

ชื่อ..... รหัสนักศึกษา..... ตอน.....

ข้อ 7 จงเติมคำตอบในช่องว่างที่เตรียมไว้ให้ในแต่ละข้อให้ถูกต้อง ( 20 คะแนน )

7.1 การกำหนดตำแหน่งการยึดด้วยสลักเกลียวมีความสำคัญมากในการออกแบบ ในขณะที่ชิ้นงานซึ่งยึดด้วยสลักเกลียวรับภาระ ควรออกแบบให้สลักเกลียวรับแรงชนิดใด

7.2  $M12 \times 1.75$  หมายความว่าอย่างไร

7.3 เกลียวแบบไหนที่นำไปใช้ ในการส่งกำลัง จงบอกชื่อมา 2 แบบ

7.4 ประสิทธิภาพของสกรูส่งกำลังขึ้นอยู่กับอะไรบ้าง

7.5 เกลียวสกรูมาตรฐานระบบอเมริกันระบุ 12 – 28 *UNF*

ตัวเลข 12 หมายถึง.....

ตัวเลข 28 หมายถึง.....

7.6 เพลลาใช้ส่งกำลัง 750 Watt โดยหมุนด้วยความเร็วรอบ 1750 รอบต่อนาที จะมีแรงบิดเกิดขึ้นเท่ากับเท่าใด .....

7.7 ถ้าต้องการให้แบร์ริงรับ radial loads หรือ thrust loads หรือรับทั้งสองอย่าง ท่านจะใช้แบร์ริงชนิดใด .....

7.8 แรงสมมูล (equivalent force) ที่ใช้เลือกแบร์ริง มีเงื่อนไขในการกำหนดทิศทางกระทำของแรงอย่างไร .....

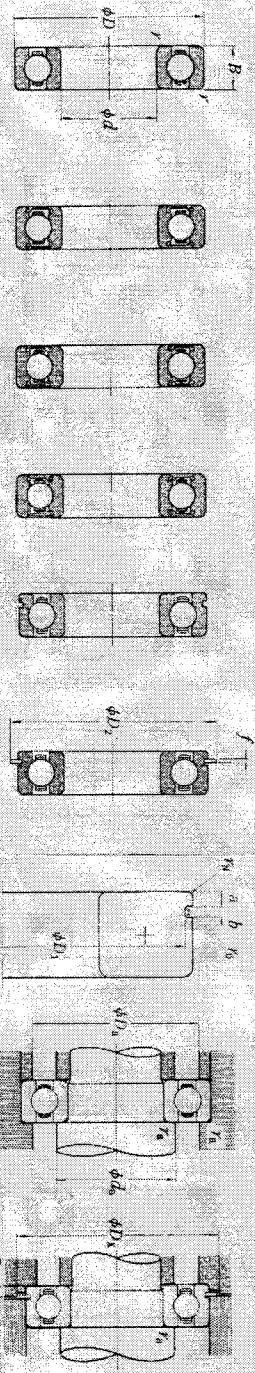
7.9 แบร์ริงชนิดไหนที่ท่านคิดว่ารับภาระในแนวรัศมีได้ดีที่สุด

7.10 การจับด้วยโซ่มีข้อดีเหนือการจับด้วยสายพานอย่างไร



# SINGLE-ROW DEEP GROOVE BALL BEARINGS

Bore Diameter 25~45 mm



**Dynamic Equivalent Load**  
 $P = XFr + YF_a$

**Static Equivalent Load**  
 $F_s > 0.8P; P_s = 0.6Fr + 0.5F_a$   
 $F_s \leq 0.8P; P_s = Fr$

$\frac{F_a}{F_r}$	$\frac{F_a}{F_r} \leq e$		$\frac{F_a}{F_r} > e$	
	X	Y	X	Y
5	0.25	0	0.65	1.4
10	0.23	0	0.65	1.4
15	0.22	0	0.65	1.4
20	0.22	0	0.65	1.4
25	0.22	0	0.65	1.4
30	0.22	0	0.65	1.4
40	0.22	0	0.65	1.4
50	0.20	0	0.56	2.1
70	0.18	0	0.56	2.25

Bore Diameter (mm)	Boundary Dimensions (mm)			Basic Load Ratings (kN)				Limiting Speeds (rpm)		Bearing Numbers		Remarks	
	$d$	$D$	$B$	$C_r$	$C_{10}$	$C_0$	$C_{90}$	Grease (ZZ)	Oil (N)	Open	Shielded		
25	37	7	0.3	4300	2850	440	300	18000	10000	22000	6805	ZZ	N
28	42	8	0.3	4500	2950	450	310	19000	11000	23000	6905	ZZ	N
30	47	9	0.3	4900	3450	480	340	21000	12000	25000	7205	ZZ	N
32	52	10	0.3	5300	3750	510	360	23000	13000	27000	7505	ZZ	N
35	57	11	0.3	5800	4150	550	390	25000	14000	29000	7805	ZZ	N
40	62	12	0.3	6500	4650	600	430	28000	16000	32000	8305	ZZ	N
45	68	13	0.3	7200	5150	650	470	31000	18000	35000	8805	ZZ	N

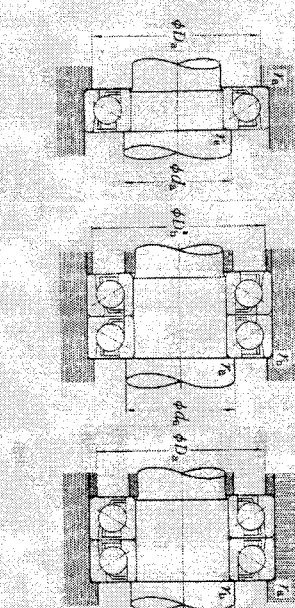
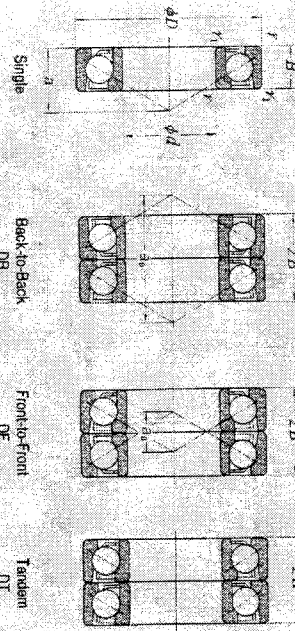
  

Bore Diameter (mm)	Snap Ring Groove Dimensions (mm)				Snap Ring Dimensions (mm)		Abutment and Fillet Dimensions (mm)				Mass (kg)
	A	B	$r_1$	$r_2$	$D_1$	$D_2$	$d_1$	$D_1$	$r_1$	$D_2$	
25	1.7	0.95	0.25	0.3	44.8	0.85	27	40	0.3	45.5	1.8
28	1.7	0.95	0.25	0.3	47.8	0.85	27	43	0.3	48.5	2.1
30	1.7	0.95	0.25	0.3	50.8	0.85	27	46	0.3	51.5	2.4
32	1.7	0.95	0.25	0.3	53.8	0.85	27	49	0.3	54.5	2.7
35	1.7	0.95	0.25	0.3	56.8	0.85	27	52	0.3	57.5	3.0
40	1.7	0.95	0.25	0.3	62.8	0.85	27	58	0.3	63.5	3.6
45	1.7	0.95	0.25	0.3	68.8	0.85	27	64	0.3	69.5	4.2

Notes (1) For tolerances for the snap ring grooves and snap ring dimensions, refer to Pages A50 to A53.  
 (2) When heavy axial loads are applied, increase  $d_1$  and decrease  $r_1$  from the above values.

Remarks 1. Diameter Series 7 (extra thin section bearings) are also available. Please contact NSK.  
 2. When using bearings with rotating outer rings, contact NSK if they are sealed, shielded or have snap rings.

**ANGULAR CONTACT BALL BEARINGS**  
**SINGLE MATCHED MOUNTINGS**  
 Bore Diameter 20~35 mm



**Dynamic Equivalent Load**  $P = X_1 F_1 + Y_1 F_2$

**Static Equivalent Load**  $P_0 = Y_0 F_1 + Y_0 F_2$

\* For 1 and 2 by DB, DF and DT.

Contact Angle	Single DT		DB or DF	
	$X_1$	$Y_1$	$X_0$	$Y_0$
15°	0.5	0.15	0.5	0.15
30°	0.5	0.25	0.5	0.25
45°	0.5	0.4	0.5	0.4
60°	0.5	0.6	0.5	0.6

Bore Diameter (mm)	Boundary Dimensions (mm)		Basic Load Ratings (N)			Limiting Speeds (rpm)	Greases	Oil	E <sub>r</sub> Load Centers (mm)	Alignment and Fit (mm)		Mass (kg)
	d	D	C <sub>r</sub>	C <sub>0r</sub>	C <sub>0r</sub>					d <sub>0</sub>	f <sub>0</sub>	
20	9	0.3	6600	4050	676	410	24,000	36,000	11.1	22.5	34.5	0.135
25	12	0.4	11,000	6,600	1,100	430	18,000	28,000	14.9	26	37	0.18
30	15	0.5	16,000	9,600	1,350	450	20,000	32,000	19.1	28	39	0.24
35	18	0.6	22,000	13,200	1,800	470	22,000	36,000	24.6	30	41	0.31

Bore Diameter (mm)	Boundary Dimensions (mm)		Basic Load Ratings (Matched) (kgf)			Limiting Speeds (rpm)	Greases	Oil	E <sub>r</sub> Load Centers (mm)	Alignment and Fit (mm)		Mass (kg)
	d	D	C <sub>r</sub>	C <sub>0r</sub>	C <sub>0r</sub>					d <sub>0</sub>	f <sub>0</sub>	
20	9	0.3	6600	4050	676	410	24,000	36,000	11.1	22.5	34.5	0.135
25	12	0.4	11,000	6,600	1,100	430	18,000	28,000	14.9	26	37	0.18
30	15	0.5	16,000	9,600	1,350	450	20,000	32,000	19.1	28	39	0.24
35	18	0.6	22,000	13,200	1,800	470	22,000	36,000	24.6	30	41	0.31

Notes (1) For applications operating near the limiting speed, refer to Page B49.  
 (2) The surfaces A, A<sub>1</sub>, B, and C represent contact angles of 30°, 25°, 40°, and 15° respectively.

Note (1) For bearings marked in the column for d<sub>0</sub>, d<sub>0</sub>, and f<sub>0</sub> for shafts are d<sub>0</sub> (mm) and f<sub>0</sub> (max) respectively.

