



บทที่ 3

การออกแบบอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว

3.1) การออกแบบที่เหมาะสมที่สุด

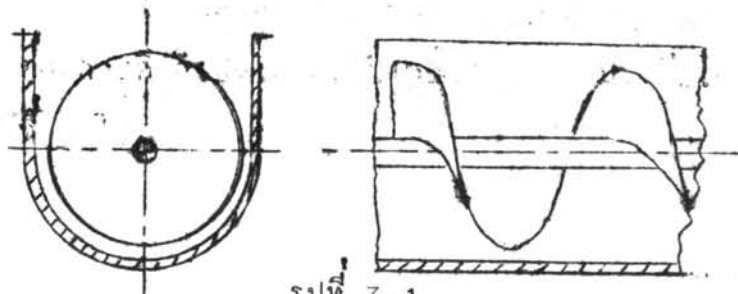
การออกแบบอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียวเพื่อให้เหมาะสมกับสภาพการสักรงและการใช้งานในประเทศเราให้มากที่สุด โดยยึดหลักสำคัญ 5 ประการคือ

1. ออกแบบโดยใช้สูตรที่เข้าใจง่าย สูตรที่สามารถใช้คำนวณระบบอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียวนั้นมีหลายสูตรแตกต่างกัน แต่สูตรที่ใ้คนนำมาใช้เป็นสูตรทั่วไป ไม่บังคับหน่วยที่ใช้ สามารถใช้กับงานหลายลักษณะ

2. ใช้ได้ดีกับสภาพการใช้งานต่างๆ การออกแบบเพื่อให้ใช้งานได้ดีกับสภาพการใช้งานลักษณะต่างๆนั้น โคออกแบบสร้างให้สามารถปรับมุมเอียงและ เปลี่ยนความเร็วรอบได้ เพื่อให้เหมาะสมกับการขนถ่ายวัสดุชนิดต่างๆกันออกไป

3. สร้างใ้คงาย การออกแบบพยายามที่จะให้สร้างใ้คงายใ้ที่สุด โดยใช้เครื่องมือแบบใ้ทั่วไปเช่นเครื่องเชื่อมไฟฟ้า เครื่องกลึง เป็นต้น ส่วนการออกแบบชิ้นส่วนต่างๆก็ใ้ออกแบบให้สร้างใ้คงาย มีความแข็งแรง เหมาะสมกับการใช้งาน ชิ้นส่วนบางชิ้นก็ใ้ขนาดโดยใ้หลังจากคำนวณขนาดใ้แล้ว จะตองมาทดลองทำจริงในโรงงานผลิตควย เช่นใ้ใ้สกรูใ้ใ้รูป 3.1 ภาหน้าใ้ใ้ความหนา 4 มม. นั้น ใ้มาจากการทดลองสร้าง ไม่มีสูตรใ้ใ้คำนวณหาความหนาใ้โดยตรง ซึ่งการทดลองใ้กระทำตามขั้นตอนดังนี้

ครั้งที่ 1 ใ้ใ้เหล็กแผ่นหนา 2 มม. ซึ่งใ้เป็นความหนาใ้ใ้รับน้ำหนักใ้ในการใช้งานใ้ใ้ แต่ผลการสร้างปรากฏว่า ใ้ใ้เหล็กใ้ใ้เป็นใ้ใ้สกรูจะใ้ใ้เวลาออกแรงใ้ใ้



รูปที่ 3.1

แสดงรางและใ้ของอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว

ครั้งที่ 2 ไซ์เหล็กแผ่นหนา 3 มม. แคตผลการคึงก็ เป็นเหมือนกับ เหล็กหนา 2 มม. คือใบสกรูม คึงไม้ไค้

ครั้งที่ 3 ไซ์เหล็กแผ่นหนา 4 มม. ้วยความหนา 4 มม. นี้ สามารถคึงออก ไค้ เป็นใบที่สวยามเรียบรอย ้วยแรงคึงที่ไม่สูงนัก

ครั้งที่ 4 ไซ์เหล็กแผ่นหนา 5 มม. ผลปรากฏว่าคึงไค้เหมือนกับ เหล็กหนา 4 มม. แคตองไซ์แรงคึงมากกว่า และใบสกรูที่ไค้มาจะมีระยะพิคไม้สม่ำเสมอ ตองตบ แถงหลายครั้ง

จากผลการทดลองสรุปไค้ว่า เหล็กแผ่นหนา 4 มม. ไซ์ทำใบสกรูที่ไค้ที่สุด 5. ไซ์วัสดุที่หาไค้ภายในประเทศมากที่สุด วัสดุต่างๆที่กำหนดไค้ให้ไซ์ก็พยายาม ไซ์วัสดุที่มีอยู่ภายในประเทศเป็นส่วนใหญ่ เพื่อให้สรางไค้ควยราคาต่ำที่สุด

จากการออกแบบที่ไค้ยึดถือหลักการทั้ง 5 ข้อคึงไค้กล่าวมาแล้ว จึงทำให้ การออกแบบเหมาะสม สะควคตองการสรางมากที่สุด ส่วนการไซ์ งานใหม่มีประสิทธิภาพดี เฉพาะการขนถ่ายวัสดุบางชนิดนั้น ไค้ทำการทดลองในบทที่ 6

สูตรที่ไค้คำนวณหาความสามารถในการขนถ่ายวัสดุ คือ

$$T = a b v$$

เมื่อ  $T$  = ความสามารถในการขนถ่ายวัสดุ คัน/ชม.

$a$  = พื้นที่หน้าตัดเฉลี่ยของวัสดุที่ไหลผ่านราง  $m^2$

$$a = k\pi D^2/4$$

เมื่อ  $D$  = เส้นผ่าศูนย์กลางของใบสกรู  $m$ .

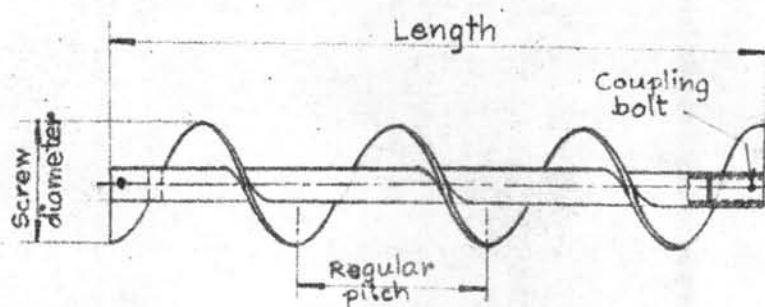
$k$  = ค่าตัวคูณ จากตาราง

$b$  = ความหนาแน่นของวัสดุ คัน/ $m^3$

$v$  = ความเร็วของวัสดุที่เคลื่อนที่  $m./ว.$

\* Normal Brook, Mechanics of Bulk Materials Handling, Butterworths, 1971.

ค่าความเร็วโดยเฉลี่ยของวัสดุที่เคลื่อนที่ไปข้างหน้ามีค่าเท่ากับ 1 ระยะเวลาที่เมื่อใบสกรูหมุนไปเป็นจำนวน 1 รอบ ซึ่งโดยปกติแล้วระยะพิท (p) ของใบสกรูทั่ว ๆ ไปจะมีค่าเท่ากับ เส้นผ่าศูนย์กลางของใบสกรู (D) ดังนั้น ถ้าความเร็วในการหมุนของใบสกรูมีค่าเป็น n รอบต่อนาที หรือรอบต่อวินาทีแล้ว ความเร็วในการเคลื่อนที่ของวัสดุ  $v = np$  หรือประมาณโดยง่าย  $nD$



รูปที่ 3.2

ชื่อระยะต่าง ๆ ของอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว

ขนาดของเส้นผ่าศูนย์กลางของใบสกรูที่นิยมใช้กันทั่ว ๆ ไปมีขนาดตั้งแต่ 150 มม. ขึ้นไปถึง 750 มม. และค่าตัวคูณ (k) มีค่าระหว่าง 15% ถึง 45% ขึ้นอยู่กับชนิดของวัสดุที่ขนถ่ายและความเร็วรอบในการหมุนของใบสกรู ความเร็วรอบในการหมุนของใบสกรู n นี้จะอยู่ในช่วง 50 - 100 รอบต่อนาที ในตารางที่ 3.1 ข้างล่างนี้ เป็นค่า k ของวัสดุต่าง ๆ ที่ความเร็วกำหนดต่าง ๆ กัน

\* ตารางที่ 3.1 แสดงค่าตัวคูณ (k) สำหรับวัสดุและความเร็วต่าง ๆ กัน

ค่าตัวคูณ (k) %	ความเร็วรอบ (n) รอบ/นาที	ชนิดของวัสดุ
45	100	วัสดุเม็ดเล็ก ๆ แห่ง ๆ
30	100	แป้ง ซีลี้อย
30	50	ฉานหิน ซีเมนต์ เกลือ
15	50	ฉานโคลก ทราย สินแร่- บอชท์ าลา

ถึงแม้ว่าประสิทธิภาพของการทำงานของอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียวที่จะแตกต่างกันให้วัสดุเคลื่อนไปข้างหน้าขึ้นอยู่กับความราบเรียบของใบสกรูและราง ค่าความผิดระหว่างใบสกรูและวัสดุที่ขนถ่ายก็มีผลต่อการขนถ่ายวัสดุเช่นกัน หรือแม้กระทั่งวัสดุและพื้นผิวของรางก็ย่อมจะมีผลต่อการทำงานของอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียวทั้งสิ้น

วิธีการคำนวณหากำลังที่จะมาขับใบสกรุนั้น เราได้คิดจากแรงที่ต้องการในการผลักดันวัสดุไปข้างหน้า แล้วคูณด้วย 3 เพื่อเผื่อไว้สำหรับความผิดของใบสกรูและวัสดุที่จะขนถ่าย ความผิดของลูกปืนต่าง ๆ เป็นต้น ประสิทธิภาพการขับของเฟืองทดต่าง ๆ ในการขับระบบโดยทั่ว ๆ ไป คิด 75 % เมื่อเอา 0.75 ไปหารขนาดของมอเตอร์ที่เราหาได้ก็เป็นขนาดของมอเตอร์จริง ๆ ที่ต้องการใช้

\* Normal Brook, Mechanics of Bulk Materials Handling,  
Butterworths, 1971.

$$\text{แรงที่ต้องการใช้กับวัสดุ} = Tgl\mu/v$$

เมื่อ  $T$  = ความสามารถในการทำงานที่เราต้องการ กัน/ชม. กัน/วัน

$g$  = แรงดึงดูดของโลกมีค่า 9.81 ม/ว<sup>2</sup> หรือ 32.2 ฟ/ว<sup>2</sup>

$l$  = ความยาวของระบบการขนถ่าย (ดูรูป 3.2)

$\mu$  = สัมประสิทธิ์การเสียดทานของวัสดุ

$v$  = ความเร็วของวัสดุที่เคลื่อนที่ ม/วินาที

เมื่อได้ค่าของแรงที่ต้องการแล้ว เราก็สามารถคำนวณหา ขนาดของมอเตอร์ไฟฟ้าได้โดยสูตร

$$* P = \frac{3Tgl\mu v}{0.75 v} = \frac{3Tgl\mu}{0.75}$$

สมการที่ใช้ในการคำนวณของแบบเฉพาะระบบของอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกียร์ ก็มีดังใกล้เคียงมาแล้วส่วนการออกแบบอื่นส่วน หรือเกี่ยวกับความแข็งแรงต่างๆ ก็คือ เราสามารถคำนวณโดยอาศัยความรู้ทางวิศวกรรมเครื่องกล หรือวิศวกรรมโยธา นำมาประยุกต์ใช้งาน เช่น การออกแบบโครงสร้าง ขนาดของเสา ขนาดของลูกปืน และขนาดของข้อต่อต่างๆ

### 3.2) วิธีการออกแบบอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกียร์

สำหรับวิธีการออกแบบอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกียร์ที่จะกล่าวในหัวข้อนี้ก็จะเน้นถึงเฉพาะการออกแบบระบบที่สำคัญเท่านั้นเอง ซึ่งได้แก่ขนาดต่างๆ เช่น เส้นผ่าศูนย์กลางของใบเกียร์ ความเร็วรอบที่ใส่หมุนขับ ขนาดของมอเตอร์ขับ เป็นต้น ส่วนรายละเอียดอื่นๆ ทั้งหมดจะได้อธิบายในหัวข้อถัดไป คือ ตัวอย่างที่ได้ออกแบบและลงมือสร้างจริงๆ ซึ่งจะกล่าวโดยละเอียดทุกชิ้นส่วน

---

\* Normal Brook, Mechanics of Bulk Materials Handling, Butterworths, 1971.

ตัวอย่างแรกที่จะกล่าวถึงเป็นการคำนวณหาความสามารถในการทำงาน และขนาดของมอเตอร์ที่ใช้ขับเคลื่อน

อุปกรณ์ขับเคลื่อนด้วยวัสดุแบบเกลียวคู่หนึ่งใบสกรูมีเส้นผ่าศูนย์กลาง 380 มม. ใช้สำหรับขนถ่ายถ่านหินก้อนเล็ก ที่มีน้ำหนักจำเพาะ 0.8 ตัน/ม<sup>3</sup> ในแนวระดับระยะทาง 12 ม. ถ้าใบสกรูหมุน 50 รอบ/นาที และเสียดทาน  $k = 0.30$  จงคำนวณหาความสามารถในการทำงาน และขนาดของมอเตอร์ที่ใช้ขับเคลื่อนอุปกรณ์นี้

วิธีคำนวณ

จากสูตร  $T = a b v$

เมื่อ  $T =$  ความสามารถในการทำงาน ตัน/ชม.

$a =$  พื้นที่หน้าตัดเฉลี่ยของวัสดุที่ไหลผ่าน  $= \frac{k\pi D^2}{4} \text{ m}^2$

$b =$  น้ำหนักจำเพาะ ตัน/ม<sup>3</sup>

$v =$  ความเร็วที่วัสดุเคลื่อนที่  $= nD \text{ m/min.}$

แทนค่าได้  $T = (.30)(3.14)(.38)^2 \text{ m}^2 (.8) \text{ T/m}^3 (50)(.38) \text{ m/min.}$   
 $\frac{(60) \text{ min}}{1 \text{ hr}}$   
 $= 31 \text{ T/hr}$

วิธีคำนวณหากำลังม้าหรือขนาดของมอเตอร์ที่ใช้ขับเคลื่อน ต้องใช้ค่าสัมประสิทธิ์ - ความเสียดทานของวัสดุด้วย ซึ่งมีค่าประมาณ  $= 0.75$

จากสูตร  $W = 3Tg\mu/0.75$

$W =$  ขนาดของมอเตอร์ kW

$T =$  ความสามารถในการทำงาน T/hr

$g =$  แรงดึงดูดของโลก  $= 9.81 \text{ m/s}^2$

$L =$  ความยาวของระบบ  $= 12 \text{ m}$

$\mu =$  สัมประสิทธิ์ความเสียดทาน มีค่าประมาณ  $= 0.75$

$$\begin{aligned}
 \text{แทนค่าได้ } W &= (3)(31) \frac{T}{hr} (9.81) \frac{m}{s^2} (12) m (.75) \left(\frac{1}{3600}\right) \frac{hr}{s} \\
 &\quad \frac{(1000) kg}{1 T} \\
 &= \frac{(93)(9.81)(12)(1000)}{3600} \quad W \\
 &= 3041.1 \quad W \\
 &= 3.04 \quad kW
 \end{aligned}$$

อธิบายหน่วยเพิ่มเติม

$$\text{ค่า } T = (m^2) \left(\frac{T}{m^3}\right) \left(\frac{m}{min}\right)$$

หน่วยข้างบนนี้เมื่อตัดกันแล้วก็จะออกมาเป็น

$$T = T/min$$

เมื่อต้องการหน่วยเป็น T/hr ก็เอา  $\frac{60 min}{1 hr}$  คูณได้

$$\begin{aligned}
 T &= \frac{T}{min} \cdot \frac{60 min}{1 hr} \\
 &= T/hr.
 \end{aligned}$$

$$\text{ค่า } W = \frac{T}{hr} \cdot \frac{m}{s^2} \cdot m \cdot \frac{1 hr}{3600 s}$$

เมื่อตัดหน่วยเรียบร้อยแล้วก็ได้

$$\begin{aligned}
 W &= \frac{T \cdot m^2}{s^2} \quad \text{ซึ่งถ้าเราเปลี่ยนหน่วยจาก T เป็น kg ก็จะได้} \\
 &= \frac{T \cdot m^2}{s^2} \cdot \frac{1000 kg}{1 T} \\
 &= \frac{kg \cdot m}{s^2} \cdot \frac{m}{s} \\
 &= \frac{N \cdot m}{s} \quad \frac{1 kg \cdot m}{s^2} = 1 N
 \end{aligned}$$

$$= \text{Watt} \quad \text{เพราะว่า } 1 \frac{N \cdot m}{s} = 1 \text{ Watt}$$

เมื่อใดค่า W ออกมาเป็น Watt แล้วหารด้วย 1000 ก็จะกลายเป็น kW.

ตัวอย่างที่กล่าวมาแล้วเป็นเพียงการคำนวณง่าย ๆ ที่เราบอกทุกอย่างของระบบการขนถ่ายวัสดุแบบเกลียวมาเรียบร้อยแล้ว แต่ถามว่าเรายังไม่รู้รายละเอียดอะไรเลย รู้เพียงแต่ว่าขั้นตอนใดต้องการความสามารถขนาดไหนแล้วเราก็สามารถคำนวณหาทุก ๆ อย่างที่ต้องการทราบได้ดังตัวอย่างงานการออกแบบจริง ๆ ที่จะโคกถาวรในหัวขอตักไป

### 3.3) ตัวอย่างงานการออกแบบชิ้นส่วนที่สำคัญของอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว

ตัวอย่างการออกแบบและคำนวณต่อไปนี้ เป็นตัวอย่างงานที่จะสร้างจริง ๆ และทำการทดลองหาวิธีการที่จะนำไปใช้งานอย่างมีประสิทธิภาพด้วย

สมมุติว่ามีงานอย่างหนึ่ง คือ เราต้องการนำวัสดุอันใดแก่ ชาวโศกจากไซโงที่เก็บไปยัง เครื่องบด ซึ่งมีระยะทางประมาณ 3 เมตร ในปริมาณประมาณ 18 ตัน/ชั่วโมง โดยใช้อุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว

จะเห็นได้ว่าในการออกแบบงานจริง ๆ เราจะรู้แต่เพียงว่าต้องการขนถ่ายอะไร ระยะทางเท่าใด จำนวนมากน้อยอย่างไร ในการคำนวณนั้น ก่อนอื่นเราต้องรู้ก่อนว่าชาวโศกที่เราต้องการจะขนถ่ายมีคุณสมบัติอย่างไรบ้าง ซึ่งจากตารางน้ำหนักจำเพาะวัสดุต่าง ๆ (จากตารางภาคผนวก) ปรากฏว่าชาวโศกมีน้ำหนักจำเพาะ (bulk density) =  $45 \text{ ปอนด์/ฟ}^3$  หรือประมาณ  $0.71 \text{ ตันต่อลูกบาศก์เมตร}$

จากตาราง loading factor ชาวโศกมีลักษณะเป็นเม็ดเล็ก ๆ  
ให้คิด loading factor = 45 % โดยมีความเร็วรอบ 100 รอบ/นาที

จากข้อมูลที่กล่าวมานี้ เราพอจะคำนวณหาขนาดเส้นผ่าศูนย์กลางของใบสกรูได้แล้ว โดยการใส่สูตร



$$T = a b v$$

$$T = \text{Carrying Capacity} = 18 \text{ คัน/ชม.}$$

$$a = \text{พท. หน้าตัดเฉลี่ยของวัสดุที่ไหลผ่านรางเหล็ก}$$

$$b = \text{bulk density} = 0.71 \text{ คัน/ม}^3$$

$$v = \text{ความเร็วของวัสดุที่ไหลในรางเหล็ก ม/นาที}$$

$$v = n \cdot D$$

$$a = \frac{k \pi D^2}{4} ; k = 0.45$$

ตามที่ไถ่รายละเอียดมานี้ เรามีอยู่สมการเดียว แต่ตัวที่ยังไม่รู้อีกมี 2 ตัว คือ  $a v$  จึงไม่สามารถคำนวณได้ เราต้องลองสมมุติค่าใดค่าหนึ่งก่อน แล้วคำนวณต่อไป

$$\text{สมมุติให้ค่าเส้นผ่าศูนย์กลางของใบสกรู} = 25 \text{ ซม.}$$

$$\begin{aligned} \text{ค่า } a &= \frac{(0.45)(3.14)(.25)^2}{4} \text{ ม}^2 \\ &= 0.022 \text{ ม}^2 \end{aligned}$$

แทนค่าในสูตรได้

$$18 \frac{\text{คัน}}{\text{ชม.}} = (0.022) \text{ ม}^2 (0.71) \frac{\text{คัน}}{\text{ม}^3} (n) (0.25) \frac{\text{ม}}{\text{นาที}} \left( \frac{60 \text{ นาที}}{1 \text{ ชม.}} \right)$$

$$\begin{aligned} n &= 18 \frac{\text{คัน}}{\text{ชม.}} / (0.022) \text{ ม}^2 (0.71) \frac{\text{คัน}}{\text{ม}^3} (0.25) \frac{\text{ม}}{\text{นาที}} \left( \frac{60 \text{ นาที}}{\text{ชม.}} \right) \\ &= 76.8 \text{ รอบ/นาที} \approx 80 \text{ รอบ/นาที} \end{aligned}$$

เพื่อให้หาความเร็วรอบต่อนาทีที่เหมาะสมกับการทดลอง ให้ใช้ความเร็วรอบเป็น 50 80 และ 110 รอบ/นาที

เมื่อกำหนดความเร็วรอบต่อนาที และค่าของเส้นผ่าศูนย์กลางของใบสกรูแล้ว ก็คำนวณหาขนาดของ Capacity ได้เลย ณ ความเร็วรอบต่าง ๆ ดังนี้

เมื่อความเร็วรอบเปลี่ยนไปจาก 76.8 เป็น 50 80 และ 110 รอบ/นาที  
 ดังนั้น ค่า Capacity (T) ก็จะเปลี่ยนไปด้วย

เมื่อใช้ความเร็วรอบเป็น 50 รอบต่อนาที

$$T = (0.022) \text{ ม}^2 (0.71) \frac{\text{ตัน}}{\text{ม}^3} (50) (0.25) \frac{\text{ม}}{\text{นาที}} (60) \frac{\text{นาที}}{\text{ชม.}}$$

$$= 11.715 \text{ ตัน/ชม.}$$

ค่า 11.715 ตันต่อชั่วโมงนี้เป็น Capacity ใหม่ ซึ่งมีค่าน้อยกว่า ที่ต้องการ  
 คือ 18 ตันต่อชั่วโมง

เมื่อใช้ความเร็วรอบ 80 รอบต่อนาที

$$T = (0.022) \text{ ม}^2 (0.71) \frac{\text{ตัน}}{\text{ม}^3} (80) (0.25) \frac{\text{ม}}{\text{นาที}} (60) \frac{\text{นาที}}{\text{ชม.}}$$

$$= 18.744 \text{ ตัน/ชม.}$$

ค่า 18.744 ตัน/ชม. นี้ คือค่าที่ใกล้เคียงกับอัตราความต้องการมาก ถ้าหาก  
 ในการใช้งานจริง ทั่วๆไปใช้ค่านี้ได้เลย

เมื่อใช้ความเร็ว 110 รอบต่อนาที

$$T = (0.022) \text{ ม}^2 (0.71) \frac{\text{ตัน}}{\text{ม}^3} (110) (0.25) \frac{\text{ม}}{\text{นาที}} (60) \frac{\text{นาที}}{\text{ชม.}}$$

$$= 25.773 \text{ ตัน/ชม.}$$

เมื่อคำนวณค่าความเร็วรอบได้เรียบร้อยแล้วก็คำนวณหาขนาดของมอเตอร์ที่  
 จะใช้ได้จากสูตรที่ใกล้กล่าวมาแล้วข้างต้น

$$W = 3Tgl\mu/0.75$$

เมื่อ

$$W = \text{ขนาดของมอเตอร์ kW} = \text{ต้องการหา}$$

$$T = \text{ความสามารถในการทำงาน} = 11.715 \quad 18.744 \quad 25.773$$

ตัน/ชม. ตามลำดับ

$$g = \text{แรงดึงดูดของโลก} = 9.81 \text{ ม./ว}^2$$

$$l = \text{ความยาวของระบบ} = 3.00 \text{ ม.}$$

$$\mu = \text{สัมประสิทธิ์ความเสียดทาน มีค่าประมาณ} = 0.75$$

เนื่องจาก Capacity ที่กล่าวถึงมีหลายค่า ดังนั้นการคำนวณหาขนาดของมอเตอร์ ก็จะคำนวณหลายๆครั้งด้วย

เมื่อ  $T = 11.715$  ตัน/ชม.

$$W = (3)(11.715) \frac{\text{ตัน}}{\text{ชม.}} (9.81) \frac{\text{ม.}}{\text{ว}^2} (3) \text{ ม.} \frac{1 \text{ ชม.}}{3600 \text{ ๓}}$$

$$= 0.287 \text{ kW}$$

เมื่อ  $T = 18.744$  ตัน/ชม.

$$W = (3)(18.744) \frac{\text{ตัน}}{\text{ชม.}} (9.81) \frac{\text{ม.}}{\text{ว}^2} (3) \text{ ม.} \frac{1 \text{ ชม.}}{3600 \text{ ๓}}$$

$$= 0.459 \text{ kW}$$

เมื่อ  $T = 25.773$  ตัน/ชม.

$$W = (3)(25.773) \frac{\text{ตัน}}{\text{ชม.}} (9.81) \frac{\text{ม.}}{\text{ว}^2} (3) \text{ ม.} \frac{1 \text{ ชม.}}{3600 \text{ ๓}}$$

$$= 0.632 \text{ kW}$$

จากขนาดของมอเตอร์ที่คำนวณได้มาซึ่งสามารถเลือกใช้ได้เพียงค่าเดียว จึงเห็น -  
ควรเลือกใช้ขนาดกลาง ๆ คือ 0.459 kW

เลือกขนาดของมอเตอร์เกี่ยวกับจากแคตตาล็อกของฮิตาชิ  
จาก Catalog no. SM - E079 หน้า 4  
เลือกรายละเอียดต่าง ๆ ดังนี้

Model (MT) DGE  
rpm. 50  
Output 0.4 kW.  
Weight 18.6 kg.

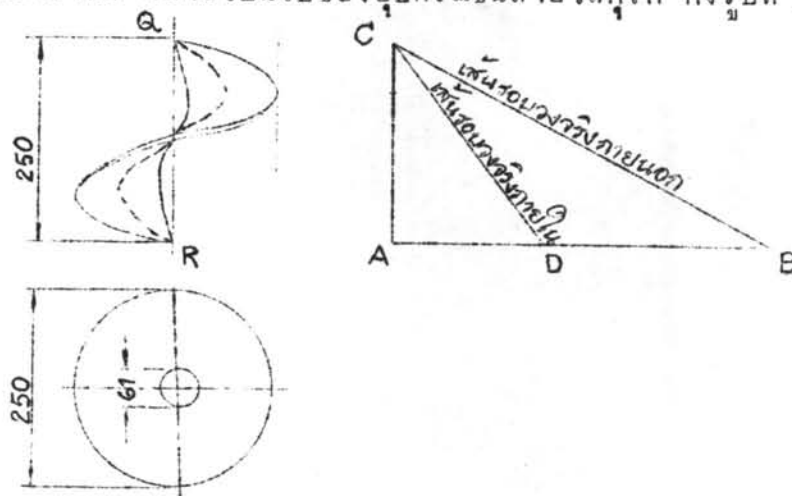
จากตาราง ข (ภาคผนวก)

ใบสกรูมีเส้นผ่าศูนย์กลาง 25 มม. ควรใช้เพลาคือ 5 มม.

เลือกใช้ท่อเส้นผ่าศูนย์กลางภายใน 50 มม. และเส้นผ่าศูนย์กลาง  
ภายนอก 61 มม.

วิธีคำนวณขนาดต่าง ๆ ของเหล็กแผ่นที่ใช้ทำใบสกรู

ใบสกรูที่จะสร้างนี้เป็นแบบ Sectional flight conveyor screw  
ซึ่งมีวิธีการทำจากเหล็กแผ่นหนา 4 มม. ตัดให้เป็นรูปวงแหวนหลาย ๆ อัน เชื่อม  
ต่อกันแล้วนำมาโค้ง กลายเป็นใบของอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุได้ ดังรูปที่ 3.3



รูปที่ 3.3

แสดงวิธีหาแผ่นวงแหวน เพื่อนำมาทำใบของอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว

จากรูป :

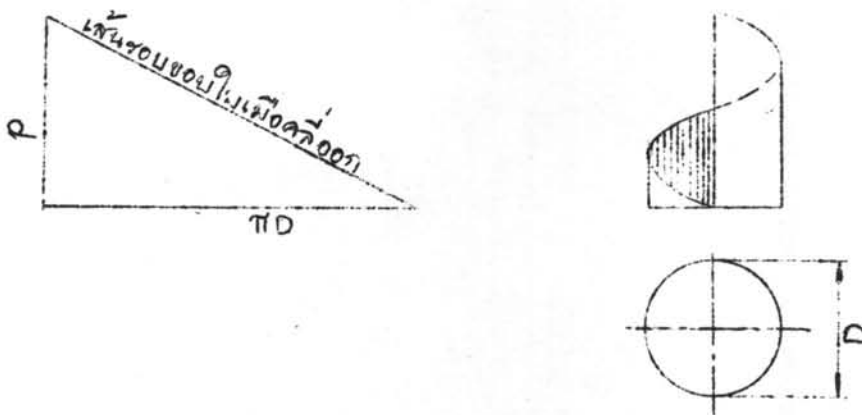
AB = เส้นรอบวงของใบสกรูที่ต่องการ เมื่อเสร็จสิ้นกรรมวิธีการ  
สร้างแล้ว

AD = เส้นรอบวงของเพลลาที่ใช้กับใบสกรู

b = ความกว้างของใบ

$$= \frac{D-d}{2} = \frac{250-61}{2} = 94.5 \text{ มม.}$$

วิธีการคำนวณหาเส้นรอบวงจริงที่จะต้องศึกษาใช้ความรู้จากวิชาเรขาคณิต  
ทบ. 29 ซึ่งการกึ่งใบสกรูของเรานั้น ถ้าจะขยายให้เห็นชัดเจนแล้ว จะใ้ตาม  
รูปที่ 3.4



รูปที่ 3.4

เส้นรอบขอบใบ เมื่อคลี่ออกมาเป็นเส้นตรง

$$AB = \pi D := (3.14)(250) = 785.00 \text{ มม.}$$

$$AD = \pi d = (3.14)(61) = 191.54 \text{ มม.}$$

✓  
ต้องการคำนวณหา BC และ CD

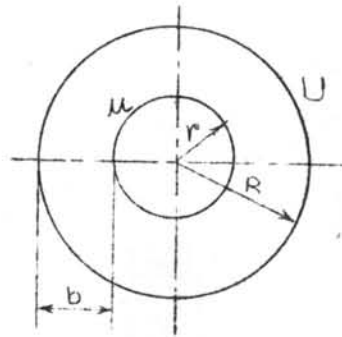
จาก วิชาเรขาคณิต. เทคนิคที่ 29

$$\begin{aligned} BC &= \sqrt{(P)^2 + (\pi D)^2} \\ &= \sqrt{(250)^2 + (785)^2} \\ &= \sqrt{62500 + 616225} \\ &= \sqrt{678726} \end{aligned}$$

✓  
เส้นรอบวงนอกจริง = 823.84 มม.

$$\begin{aligned} CD &= \sqrt{(P)^2 + (191.54)^2} \\ &= \sqrt{62500 + 36687.57} \\ &= \sqrt{99187.57} \end{aligned}$$

✓  
เส้นรอบวงในจริง = 314.94 มม.



รูปที่ 3.5

แสดงวงแหวนที่นำมาทำใบของอุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว

เพราะว่า

$$\frac{R}{r} = \frac{U}{u}$$

$$\frac{r + b}{r} = \frac{U}{u}$$

$$1 + \frac{b}{r} = \frac{U}{u}$$

$$\frac{b}{r} = \frac{U}{u} - 1$$

$$b = \frac{U}{u} - \frac{u}{u}$$

$$\frac{b}{r} = \frac{U - u}{u}$$

$$r = \frac{b}{\frac{U - u}{u}}$$

$$r = \frac{bu}{U - u}$$

แทนค่า :

$$r = \frac{(94.5)(314.94)}{823.84 - 314.94}$$

$$= \frac{29761.83}{508.9}$$

$$r = 58.482 \text{ มม.}$$

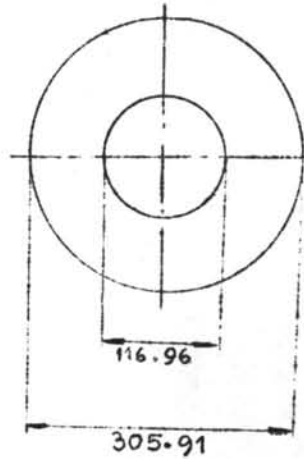
$$R = 58.482 + 94.50$$

$$= 152.98 \text{ มม.}$$

ขนาดเส้นผ่าศูนย์กลางของเหล็กที่ตัด

$$D = 152.98 \times 2 = 305.96 \text{ มม.}$$

$$d = 58.482 \times 2 = 116.96 \text{ มม.}$$



รูปที่ 3.6

แสดงขนาดของวงแหวนที่จะนำมาทำใบของอุปกรณ์ชนิดถ้วยวัสดุแบบเกลียวเพื่อให้มีเส้นผ่าศูนย์กลางภายนอก 250 มม. และเพลาคือ 61 มม.

จำนวนเหล็กแผ่นวงแหวนที่จะต้องใช้ =  $\frac{300}{25} = 12$  วง

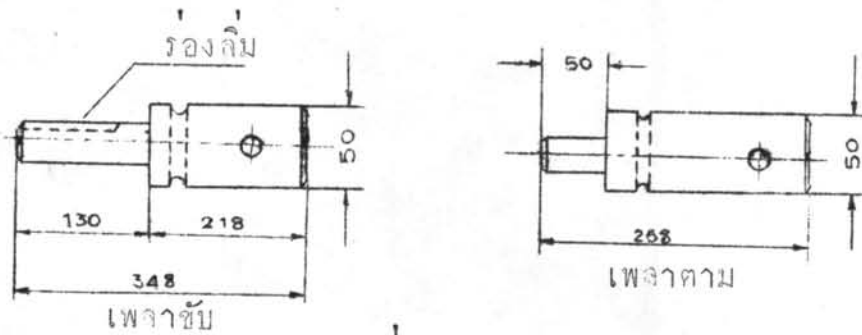
วิธีการทำโดยใช้แกชตัดให้มีขนาดใกล้เคียงเสียก่อน แล้วจึงใช้คบแต่งให้เรียบร้อยสวยงามด้วยเครื่องกลึงให้ได้ขนาดตามกำหนดอีกครั้งหนึ่ง

#### เพลาชับและเพลาคาม

เนื่องจากเพลาคูทำเป็นใบสกรูนั้นเป็นเพลากลาง ดังนั้นที่ปลายทั้ง 2 ข้างของเพลากลางจะต้องมีเพลาคัน ซึ่งปลายคานหนึ่งทำหน้าที่รับกำลังมาจากมอเตอร์ ส่วนปลายอีกข้างหนึ่งจะเป็นเพลาคาม ซึ่งขณะนี้เพลากลางของเรามีเส้นผ่าศูนย์กลางภายใน 50 มม. อยู่แล้ว จึงต้องใช้เพลาคันเส้นผ่าศูนย์กลาง 50 มม. เช่นเดียวกัน โดยการสวมพอดี แล้วใช้สลักในการส่งต่อกำลัง ส่วนทางปลายที่จะสวมเข้ากับลูกปืน

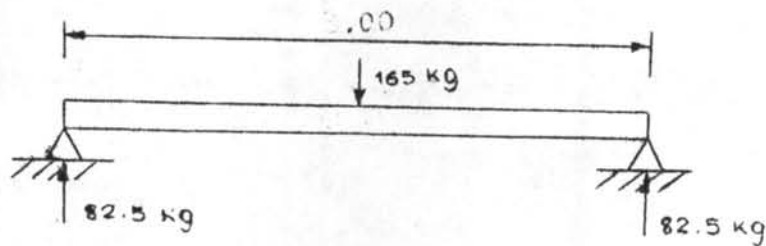


กึ่งปลาคงให้มีขนาดเล็กเพื่อจะใส่สวมเข้ากับขนาดของตลับลูกปืนที่ใช้ ดังนั้น  
แบบของ เพลาขับและ เพลาตามจะมีขนาดดังนี้



รูปที่ 3.7

แสดงขนาดของ เพลาขับและ เพลาตาม



รูปที่ 3.8

แสดงน้ำหนักที่กระทำ ณ จุดที่ตลับลูกปืนรองรับทั้งสองข้าง

- น้ำหนักของชุดใบสกรู = 55 กก. (โดยการชั่ง)
- Safety factor ในการคำนวณ = 3\*
- ดังนั้น แรง ที่กระทำในแนวรัศมี =  $55 \times 3 = 165$  กก.
- แรงในแนวแกน (คิดจากรีบลูก) =  $0.022 \text{ m}^2 \times 3 \text{ m} \times 0.7 \text{ ตัน/ม}^3$
- = 46.2 กก.
- แรงที่กระทำในแนวแกน =  $46.2 \times 3 = 138.6$  กก.

\* Virgil Moring Faires, Design of Machine Elements,  
Fourth Edition, Collier-Macmillan, London, 1972.

จาก Catalog no. 2597 ของตลับลูกปืน NTN หน้า 38 และ 39  
เลือกชุดตลับลูกปืนและกุกตา no. CM-UCF 206 (closed end)

ตรวจสอบอายุการใช้งานของตลับลูกปืน

จาก Catalog no. 2597 และ no. 2001 ของตลับลูกปืน NTN

Dynamic load (C) = 1530 kg.

Static load (Co) = 1020 kg.

Fr = 82.5 kg. Fa = 138.6 kg.

Fa/Co = 138.6/1020 = 0.1358

จากตาราง e = 0.30

Fa/Fr = 138.6/82.5 = 1.68 > e

จากตาราง โคค่า X = 0.56 Y = 1.45

จากสูตร P = X.Fr + Y.Fa

$$= (0.56)(82.5) + (1.45)(138.6) = 247.17$$

จากสูตร fh = (C/P).fn      ค่า fn โคจากตาราง = 0.67

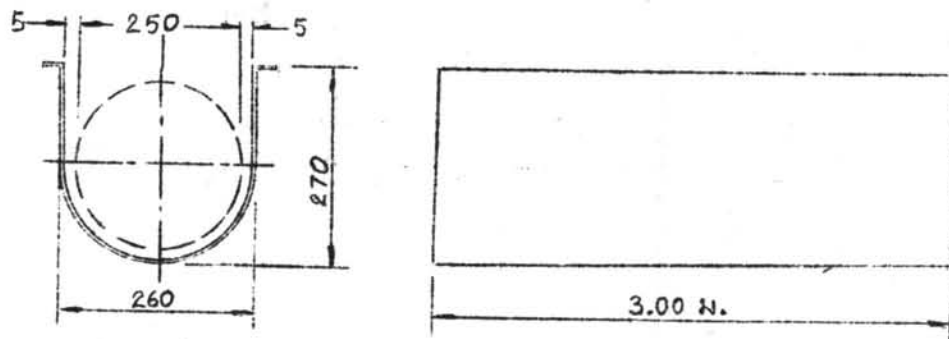
เพราะฉะนั้น fh = (1530/247.17) = 6.19

จากตาราง โคอายุการใช้งานโดยประมาณ 100,000 ชั่วโมง

ค่าอายุการใช้งานที่ได้นี้จะเห็นได้ว่ามีค่าสูงมาก ทั้งนี้เนื่องจาก load ที่ใช้งานของเรา น้อยมาก และความเร็วรอบที่ช้าก็ต่ำ แต่เมื่อนำลูกปืนชุดนี้มาใช้ในงานจริงๆ แล้ว อาจจะไม่ค่อยอายุการใช้งานเท่าที่คำนวณไว้ก็ได้

### รางเหล็ก

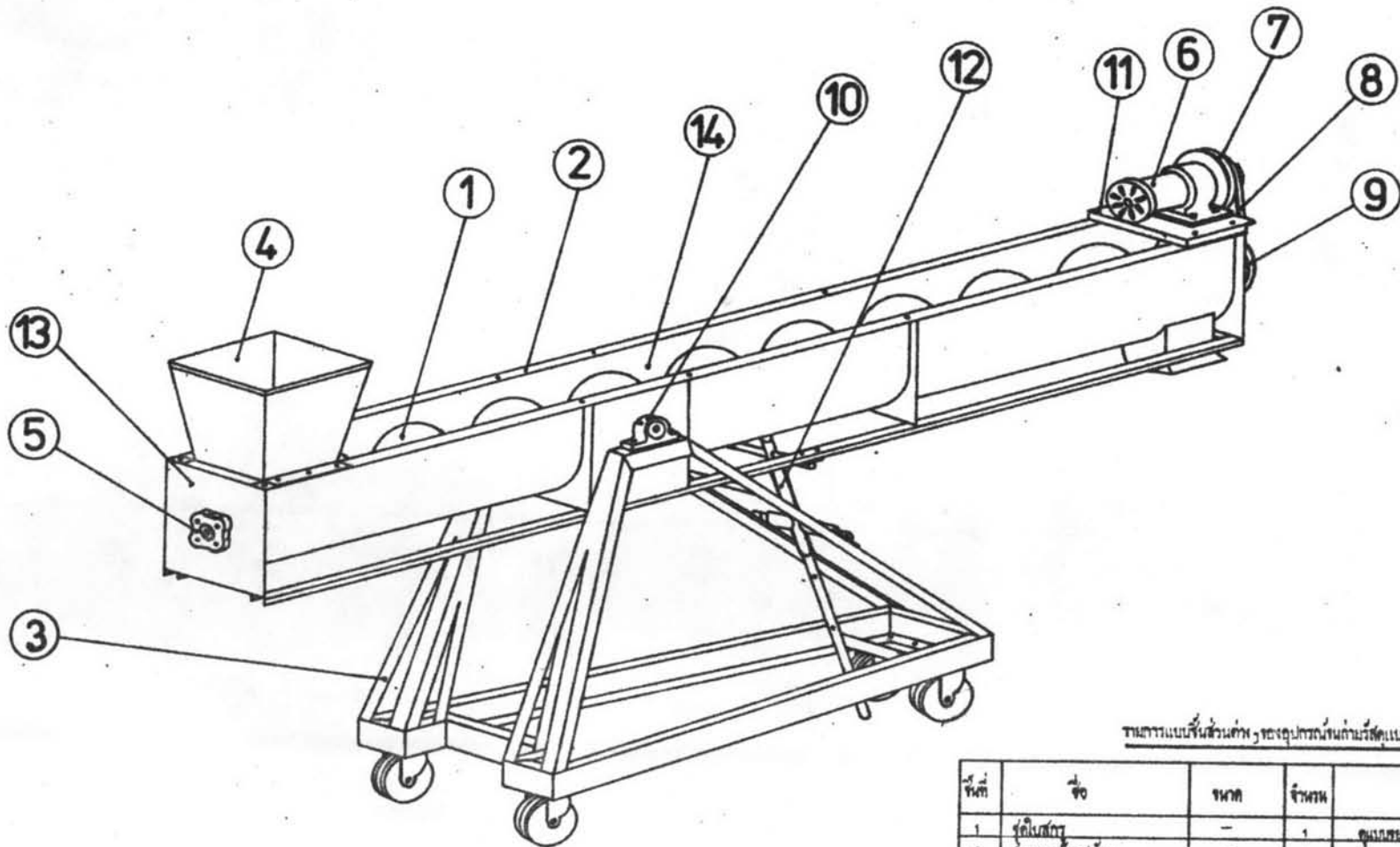
รางเหล็กที่จะสร้างขึ้นนี้ ต้องมีขนาดสัมพันธ์กับใบของสกรูที่สร้างขึ้น ซึ่งขณะนี้เราได้กำหนดขนาดเส้นผ่าศูนย์กลางของใบสกรูแล้ว คือ 250 มม. ฉะนั้นรางเหล็กที่จะใช้ในงานนี้จึงควรมีขนาดที่กว้างเล็กน้อยเพื่อให้วางใบสกรูใส่ลงไปได้ จึงได้กำหนดขนาดของรางเหล็ก ทำควยเหล็กแผ่นหนา 1 มม. มีขนาดต่าง ๆ ดังนี้



รูปที่ 3.9

แสดงขนาดของรางเหล็กที่ใช้ทำอุปกรณ์เช่นถ้วยวัสดุแบบเกลียว

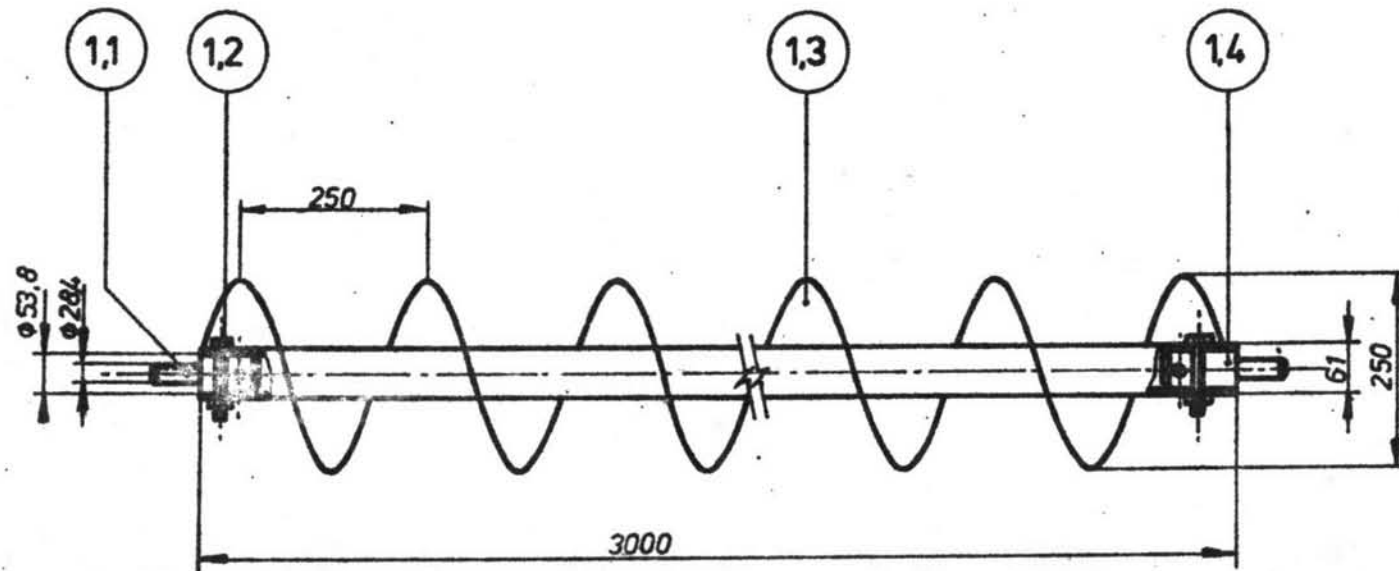
ขนาดของช่องว่างระหว่างใบและรางตัวยูนัน กำหนดให้มีระยะห่าง 5 มม. ทั้งนี้ เพื่อให้ไม่ให้ความกระยะห่างนี้มากหรือน้อยจนเกินไป ถ้าหากว่าเราให้ความกระยะห่างช่วงนี้มากกว่า 5 มม. แล้ว จะทำให้วัสดุตกลงมาอยู่ในรางมากเกินไป ในทางตรงข้าม ถ้าหากว่าระยะห่างของใบและรางตัวยูนันน้อยเกินไป จะทำให้สกรูลำบาก จึงควรกำหนดให้ 5 มม. เป็นค่ามาตรฐานของระยะห่างจากใบไปยังรางเหล็กรูปถ้วย



รายการแบบชิ้นส่วนค่า ของอุปกรณ์ถ่ายวัสดุแบบเคลื่อน

แผนกวิชาวิศวกรรมโลหการ จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย.			
แบบ อุปกรณ์ถ่ายวัสดุแบบเคลื่อน			
ออกแบบ	ศุภ ภูมิ	แผ่นที่ 1	ของทั้งหมด 14
เขียนแบบ	สม	หมายเลขแบบ	MH-01
ตรวจแบบ	ม.ค.	ภาพร่าง	—

พื้ที่	ชื่อ	ราคา	จำนวน	หมายเหตุ
1	ชุดใบพัด	—	1	ชุดหมายเลข 1
2	ชุดรวมกลไก	—	1	ชุดหมายเลข 2
3	โครงเหล็ก	—	1	ชุดหมายเลข 3
4	กรรมวิธี	—	1	ชุดหมายเลข A
5	ชุดกลไกขับเคลื่อน	Unit no. 2517	2	TRC Cat. no. 2517 ชุดยี่ห้อ NTN
6	ชุดมอเตอร์	Model HT165-0.4	1	TRC Cat. no. SM-E 079 ชุด HITACHI
7	ชุดลิ้น	—	1	ชุดหมายเลข 7
8	สายพาน	12.5 x 100 LA	1	—
9	ชุดลิ้น	—	1	ชุดหมายเลข 9
10	ชุดลิ้นขับเคลื่อน	P 203 J	2	TRC Cat. no. 2597 ชุดยี่ห้อ NTN
11	ชุดรวมกลไก	—	1	ชุดหมายเลข 11
12	ชุดลิ้นขับเคลื่อน	—	1	ชุดหมายเลข 12
13	แผ่นยึดกลไก	—	2	ชุดหมายเลข 13
14	แผ่นยึดกลไก	—	1	ชุดหมายเลข 14

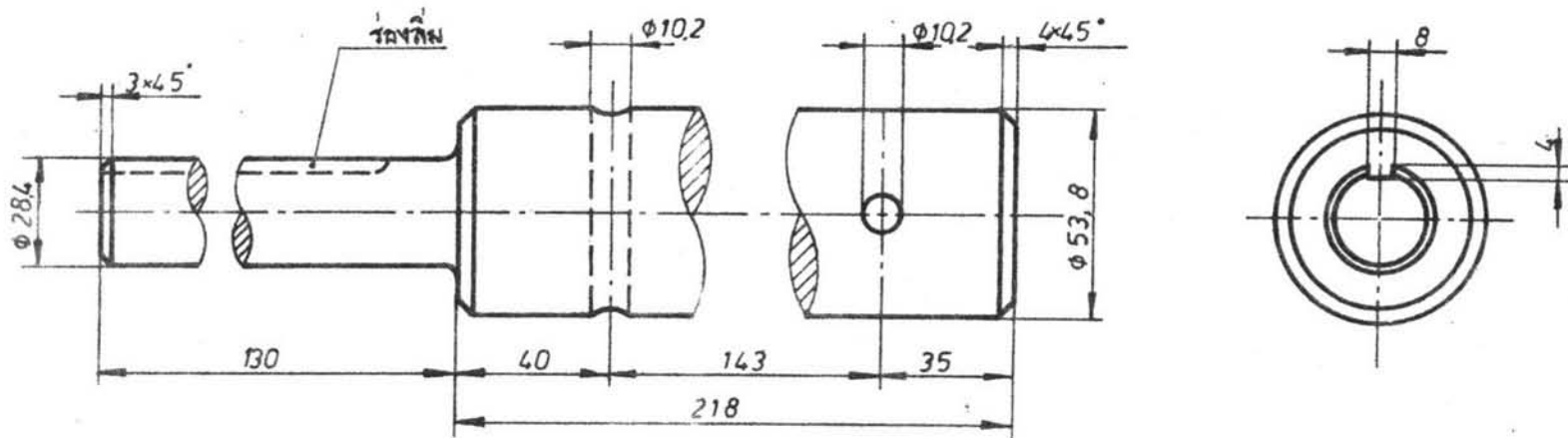


แบบขนานที่ 1 จุดใบปลิว

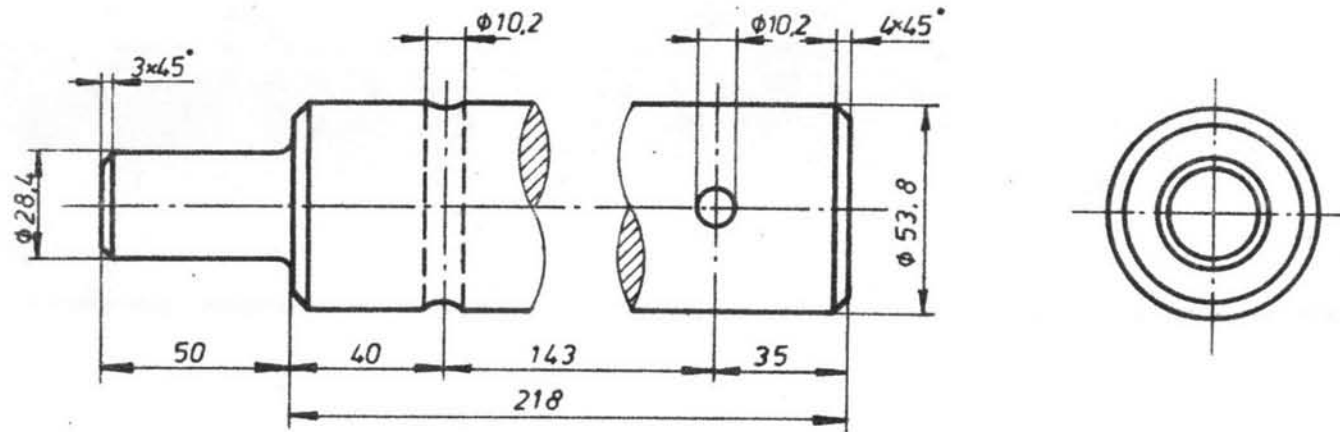
รายการแบบภาพขนานที่ 1

พื้นที่	ชื่อ	ขนาด	จำนวน	หมายเหตุ
1.1	เพลาต้น	-	1	ดูแบบขนานที่ 1.1
1.2	จุดสลักเกลียว	M 10 x 8 มม.	4	-
1.3	ใบปลิว	-	1	-
1.4	เพลาตาม	-	1	ดูแบบขนานที่ 1.4

แผนกวิชาวิศวกรรมอุตสาหกรรม วิทยาลัยการเกษตรและเทคโนโลยีสุพรรณบุรี			
แบบ อุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว			
ออกแบบ	ชว. ม.	แผ่นที่ 2	ของทั้งหมด 14
เขียนแบบ	ชว.	หมายเลขแบบ	MH-02
ตรวจแบบ	ม.	มาตราส่วน	1:10

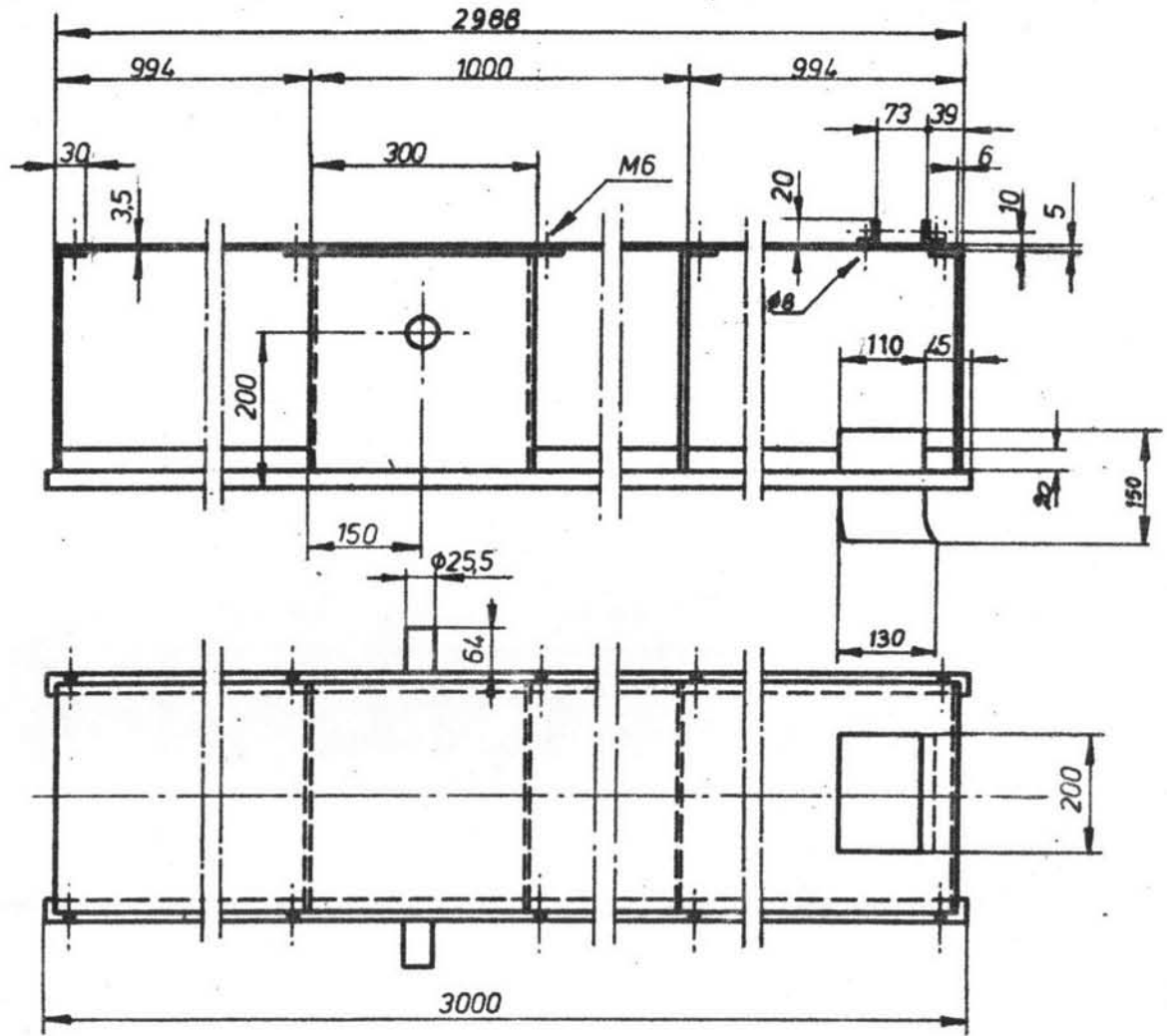
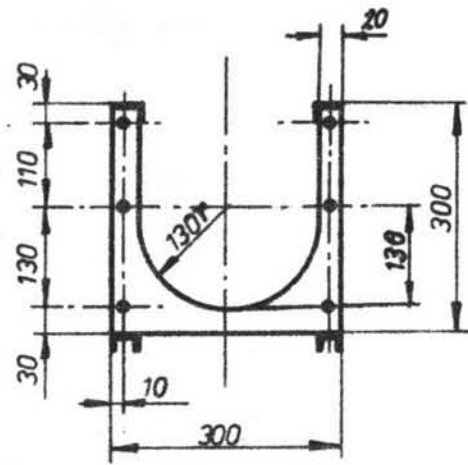


แบบขยายที่ 1.1 เหล็กขึ้น



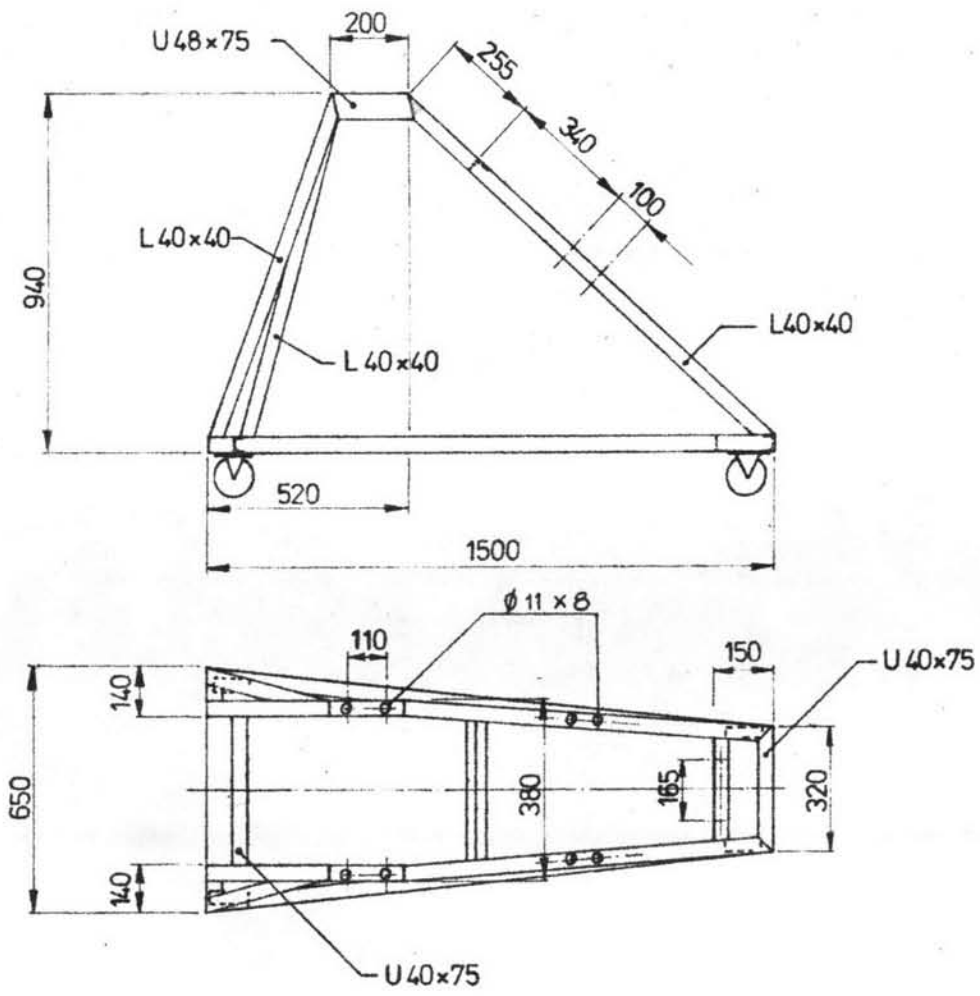
แบบขยายที่ 1.4 เหล็กทาก

แผนกวิชาวิศวกรรมอุตสาหกรรม จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย			
แบบ อุปกรณ์บนถ้ายวัสดุแบบเกลียว			
สถาปน	ยง ๒ ม.	แผ่นที่ 3	ของทั้งหมด 14
เขียนแบบ	<i>[Signature]</i>	หมายเลขแบบ	MH-03
ตรวจแบบ	พ.	มาตราส่วน	1:2



แบบขยายที่ 2 | รายละเอียดการประกอบ

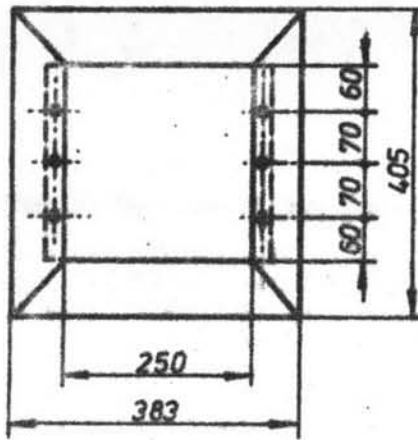
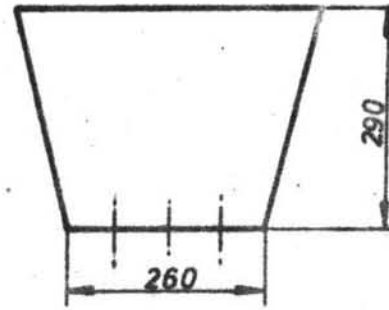
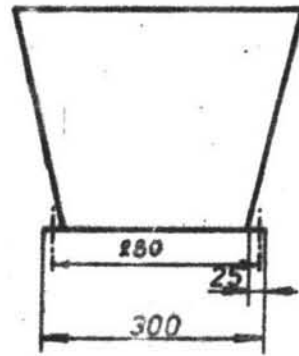
แผนกวิศวกรรมอุตสาหกรรม จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย			
แบบ อุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว			
ออกแบบ	ยง ม.	แผ่นที่ 4	ครั้งที่ 14
เขียนแบบ	ด.	หมายเลขแบบ	MH-04
ตรวจสอบ	พ.	ขนาดส่วน	1:10



แบบขยายที่ 3 | โครงเหล็ก

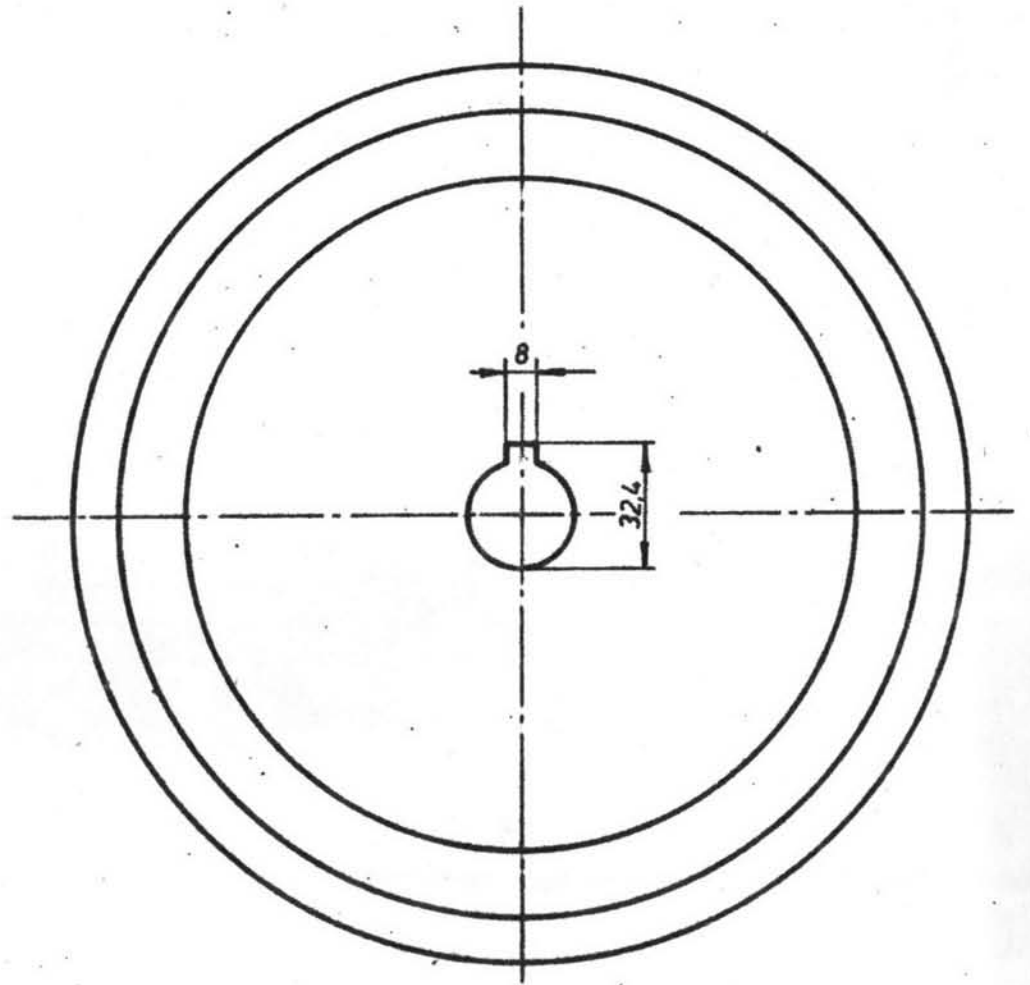
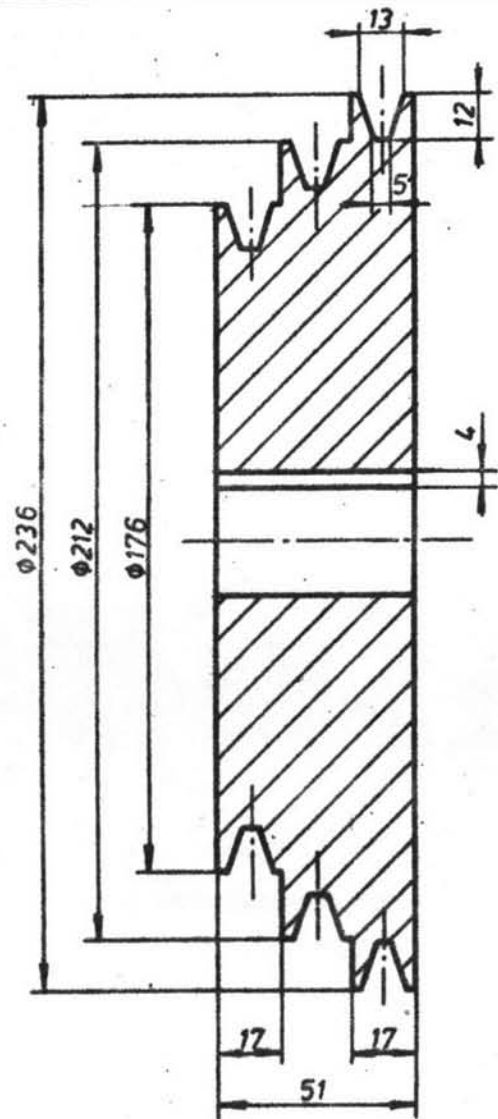
แผนกวิชาวิศวกรรมอุตสาหการ จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย แบบ อุปกรณ์ภายในวัดแบบเกลียว			
ออกแบบ	สุวิธ ม.	แผ่นที่ 5	ของทั้งหมด 14
เขียนแบบ	สว	ทนายเลขแบบ	MH-05
ตรวจแบบ	ม.ิ	ภาคต่อหน้า	1:20





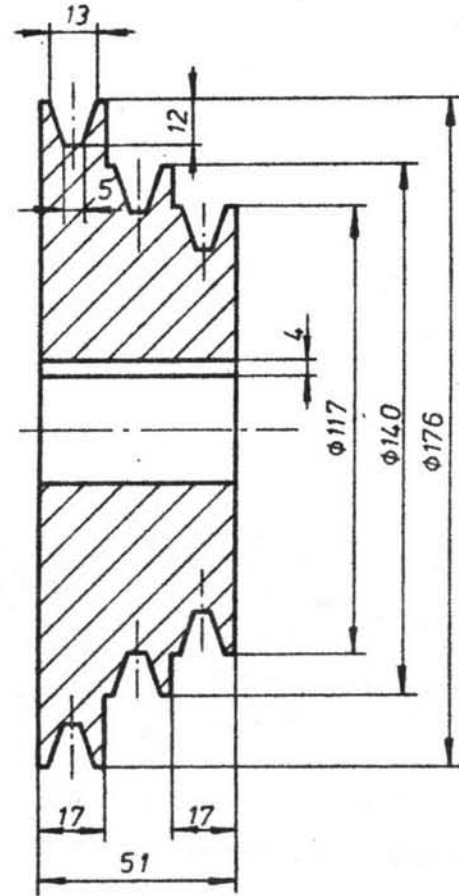
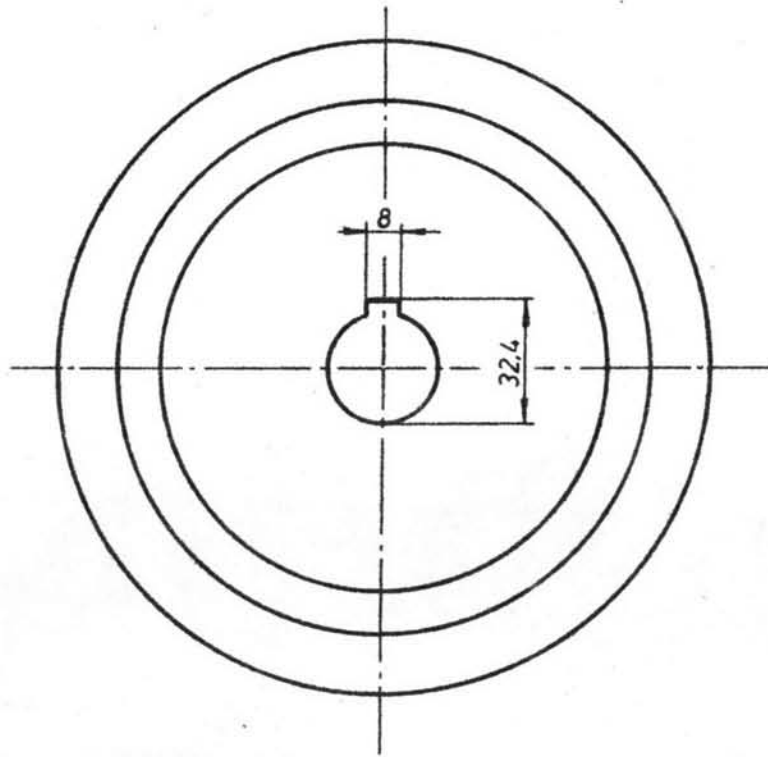
แบบขยายที่ 4 | ถ้วยรับวัด

แผนกวิชาวิศวกรรมโลหการ วิทยาลัยเทคนิคมหาวิทยาลัย			
แบบ อุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว			
ออกแบบ	สม. น.	แผ่นที่ 6 จากแผ่น 14	
เขียนแบบ	สม.	หมายเลขแบบ	MH-06
ตรวจสอบ	สม.	มาตราส่วน	1:10



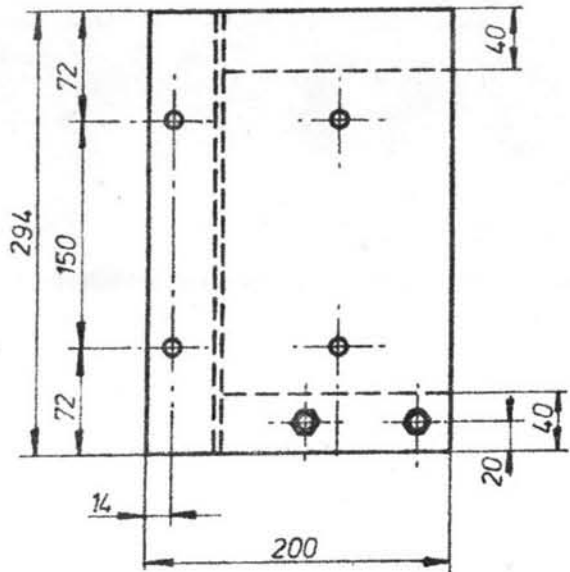
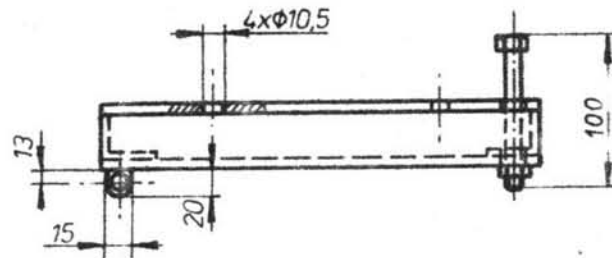
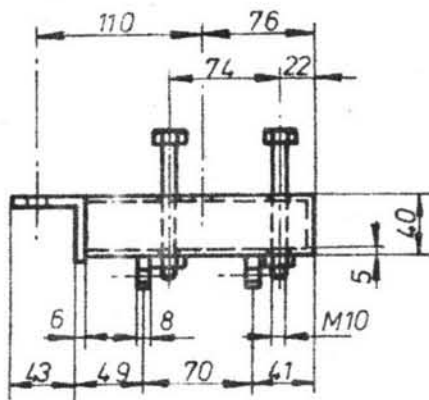
แบบขยายที่ 7 | พุดเสถียร

แผนกวิชาวิศวกรรมอุตสาหกรรม วิทยาลัยการกรมนมหาวิทยาลัย			
แบบ อุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว			
ออกแบบ	สม.ม.	แผ่นที่ 7	ของทั้งหมด 14
เขียนแบบ	สม.	หมายเลขแบบ	MH-07
ตรวจแบบ	สม.	ภาคเรียน	1:2



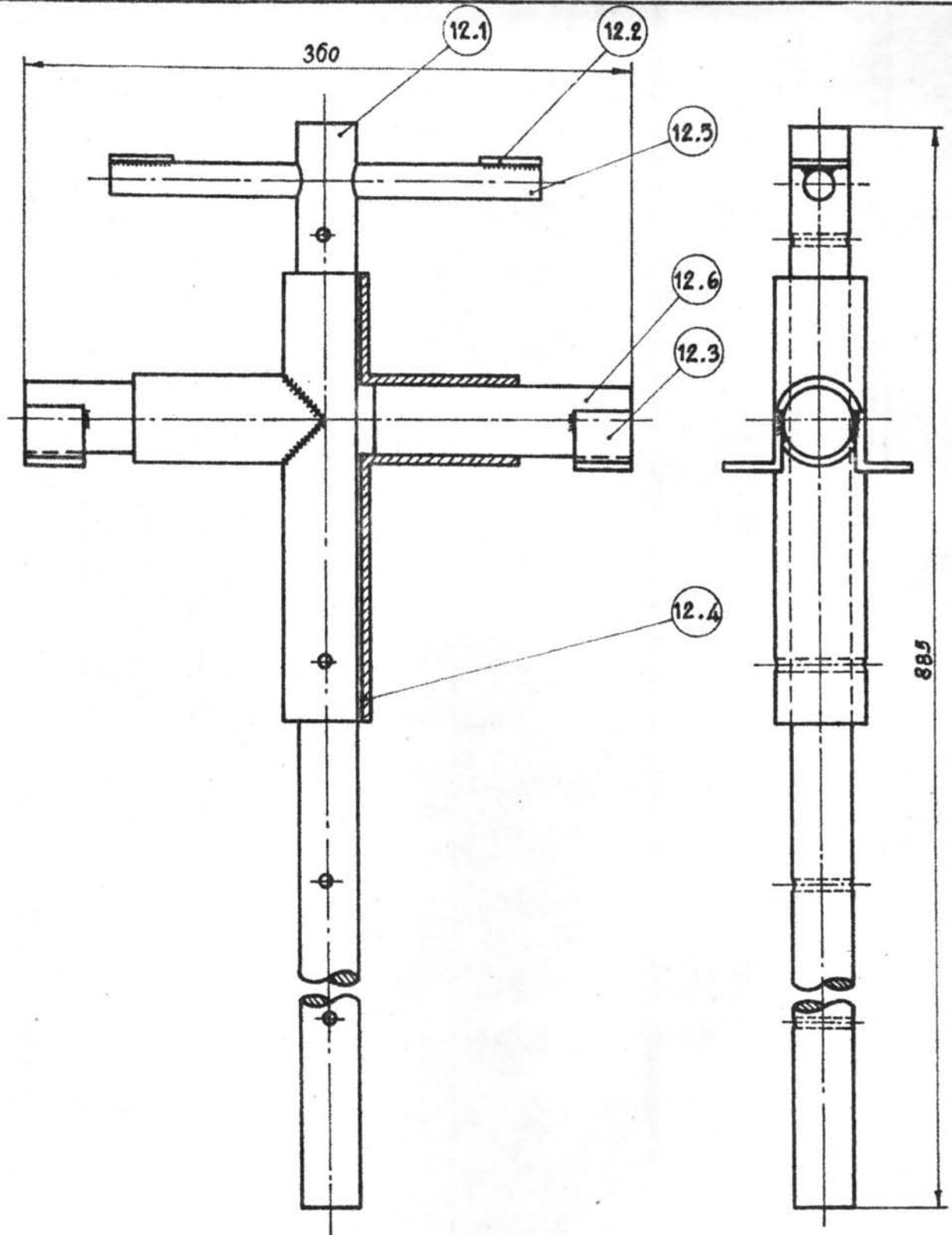
แบบหมายที่ 9 | पुलसकाम

แผนกวิชาวิศวกรรมอุตสาหการ จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย			
แบบ อุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว			
ชื่อแบบ	SPZ ๓	แผ่นที่ 8 ของทั้งหมด 14	
เจ้าของแบบ	<i>[Signature]</i>	มหาวิทยาลัย	MH-08
อาจารย์แบบ	พ.	ภาควิชา	1:2



แบบขยายที่ 11 ขานวางและหน้ามอเตอร์

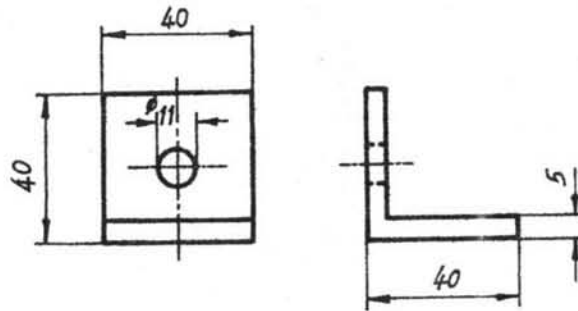
แผนกวิชาวิศวกรรมอุตสาหกรรม จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย			
แบบ อุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว			
ออกแบบ	<i>สม. ม.</i>	แผ่นที่ 9 ของทั้งหมด 14	
ตรวจสอบ	<i>สม.</i>	หมายเลขแบบ	MH-09
การร่าง	<i>สม.</i>	ภาคส่วน	1 : 2.5



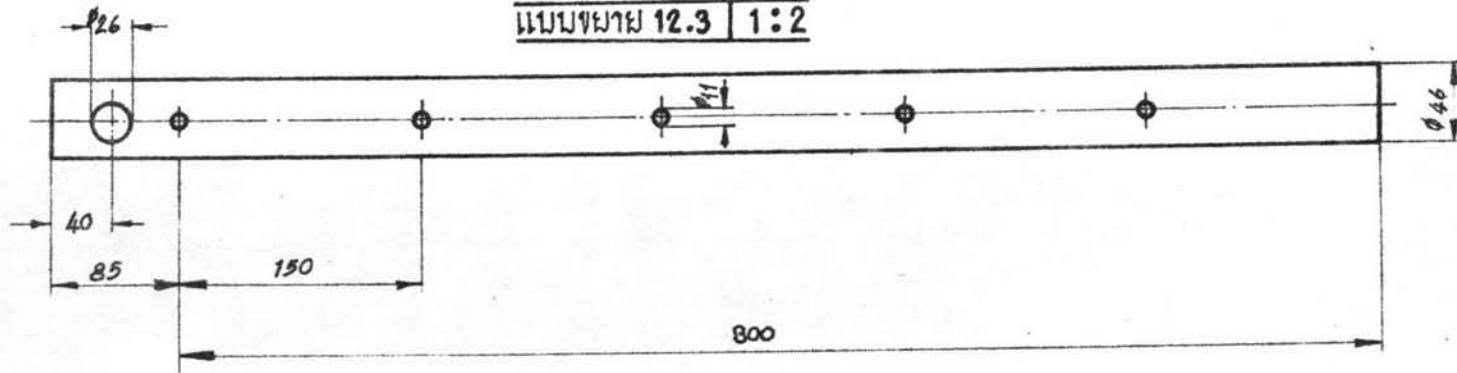
แบบขยายที่ 12 | 1 ตุลาคม 2558

แบบขยายของแท่งขึ้นไฟรดจุดหน้า 77 78

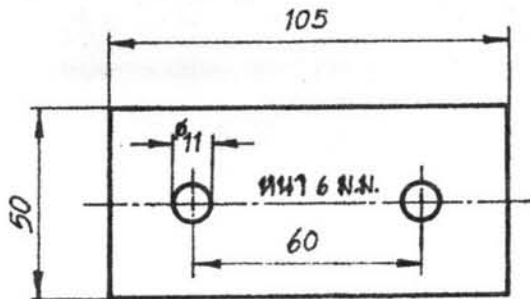
แผนภูมิสำรวจการอุตสาหกรรมอุตสาหกรรม จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย			
แบบ อุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว			
ชดกแบบ	SPZ-10	แผ่นที่ 10 ของทั้งหมด	14
เขียนแบบ	[Signature]	หมายเลขแบบ	MH-10
ตรวจแบบ	[Signature]	มาตราส่วน	1 : 4



แบบขยาย 12.3 1:2

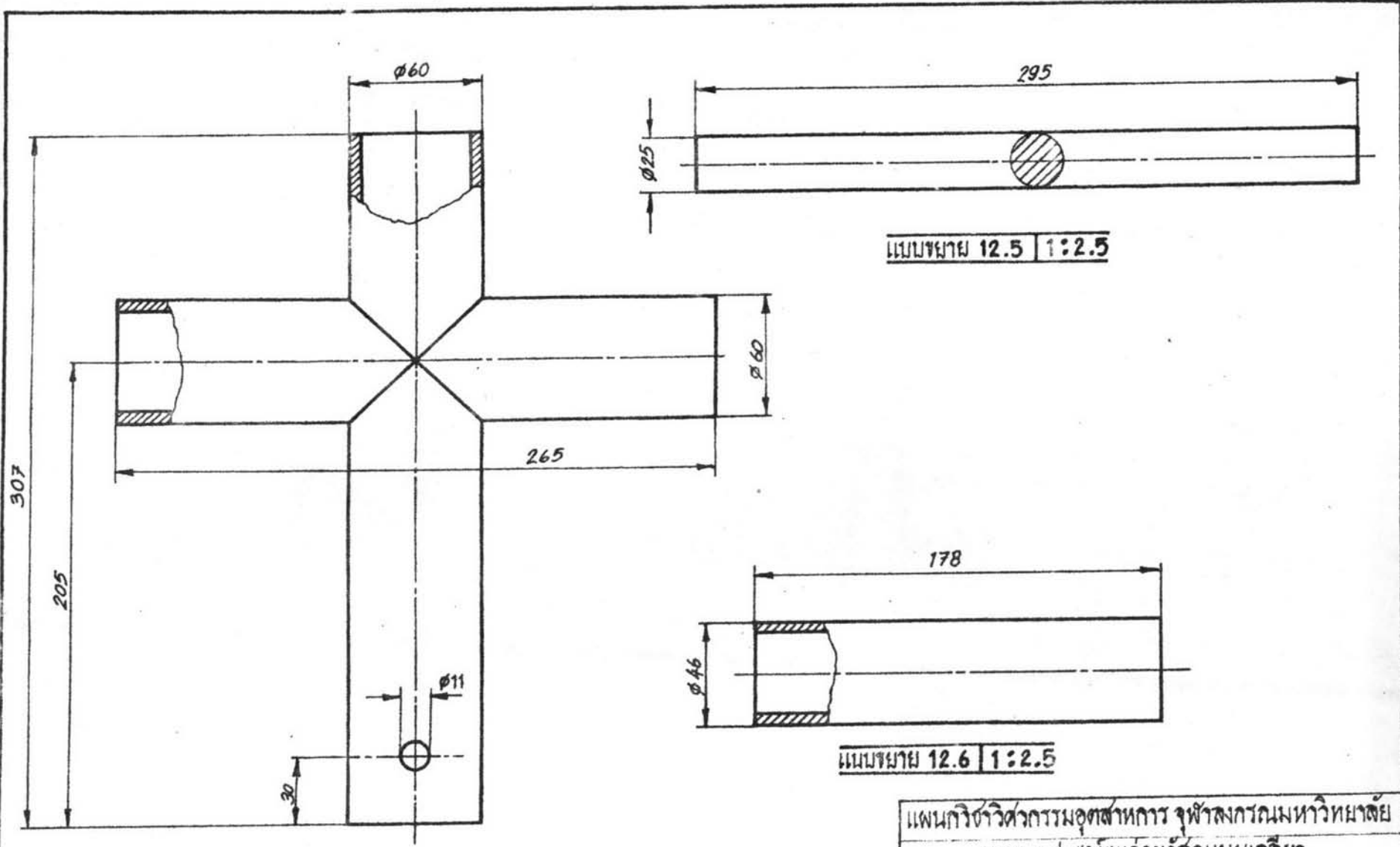


แบบขยาย 12.1 1:5



แบบขยาย 12.2 1:2

แผนกวิชาวิศวกรรมอุตสาหกรรม จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย			
แบบ อุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว			
ออกแบบ	guz m	แผ่นที่ 11 ของทั้งหมด 14	
เขียนแบบ	<i>[Signature]</i>	หมายเลขแบบ	MH-11
ตรวจแบบ	Mi	ภาคส่วน	-

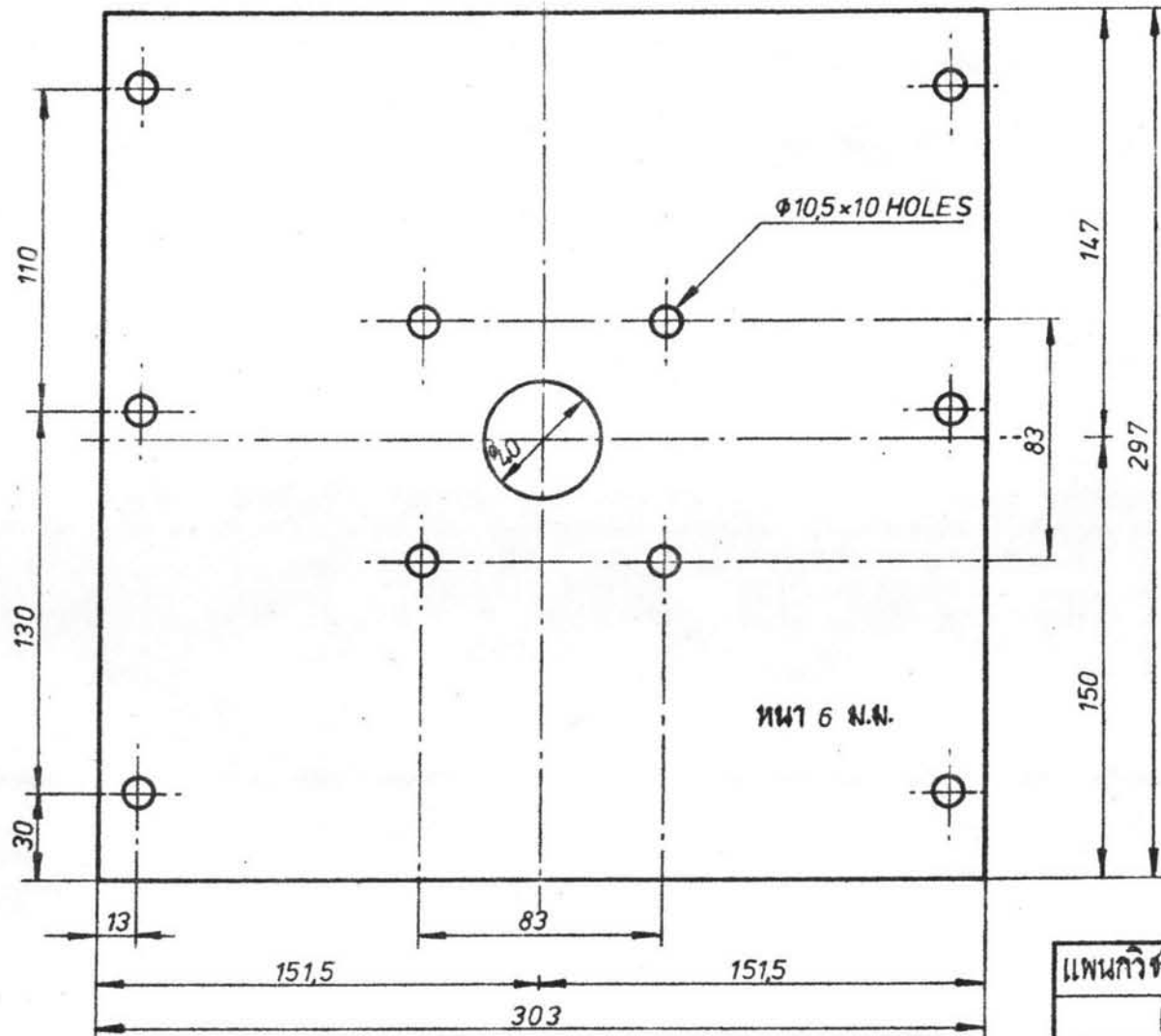


**แบบขยาย 12.4 | 1:2.5**

**แบบขยาย 12.5 | 1:2.5**

**แบบขยาย 12.6 | 1:2.5**

แผนกวิชาวิศวกรรมอุตสาหกรรม จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย			
แบบ อุปกรณ์บนท้ายวัสดุแบบเกลียว			
ออกแบบ	สุวิธ นพ	แผ่นที่ 12 ของทั้งหมด 14	
เขียนแบบ	<i>[Signature]</i>	หมายเลขแบบ	MH-12
ตรวจแบบ	นพ.	ภาคการส่วน	1:2.5

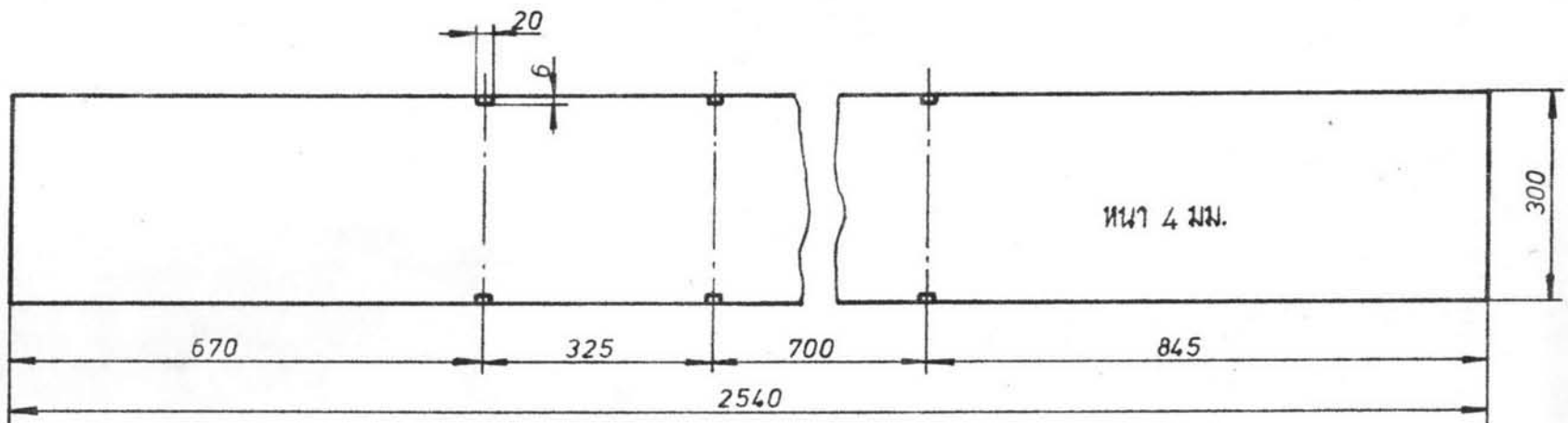


หน้า 6 น.น.

แบบขยายที่ 13 แผ่นปิดลูกปืนหัวท้าย

แผนกวิศวกรรมอุตสาหกรรม จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย			
แบบ อุปกรณ์ขนถ่ายวัสดุแบบเกลียว			
ชื่อแบบ	spz m	แผ่นที่ 13 ของทั้งหมด 14	
เขียนแบบ	ด.ช.	หมายเลขแบบ	MH-13
ตรวจแบบ	น.พ.	มาตราส่วน	1:2.5





แบบขยายที่ 14 | แผ่นพลาสติกชนิดทน

แผนกวิชาวิศวกรรมอุตสาหกรรม จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย			
แบบ อุปกรณ์ขึ้นท่ายืดแบบเกลียว			
ออกแบบ	<i>ศษ</i>	แผ่นที่ 14 ของทั้งหมด 14	
เขียนแบบ	<i>สม</i>	หมายเลขแบบ	MH-14
ตรวจแบบ	<i>พ</i>	ภาคส่วน	1:10