

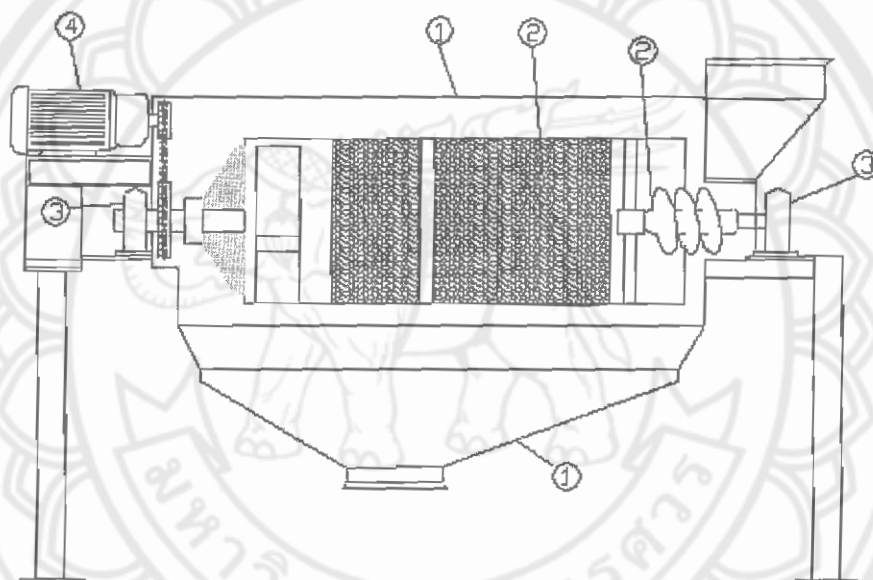
บทที่ 3

การออกแบบและสร้างเครื่องร่อนกระดุกปลา

3.1 ข้อมูลของเครื่องร่อนกระดุกที่มีการผลิตขึ้นมาแล้ว

3.1.1 เครื่องร่อนชนิดตะแกรงม้วน

เครื่องร่อนชนิดนี้ เป็นเครื่องร่อนที่ใช้การตกของปลาป่นลงในตะแกรง ตะแกรงจะเคลื่อนที่เพื่อให้ปลาถูกร่อนผ่านตะแกรงและกระดุกที่มีขนาดใหญ่กว่ารูตะแกรงแยกออกทางด้านหลัง



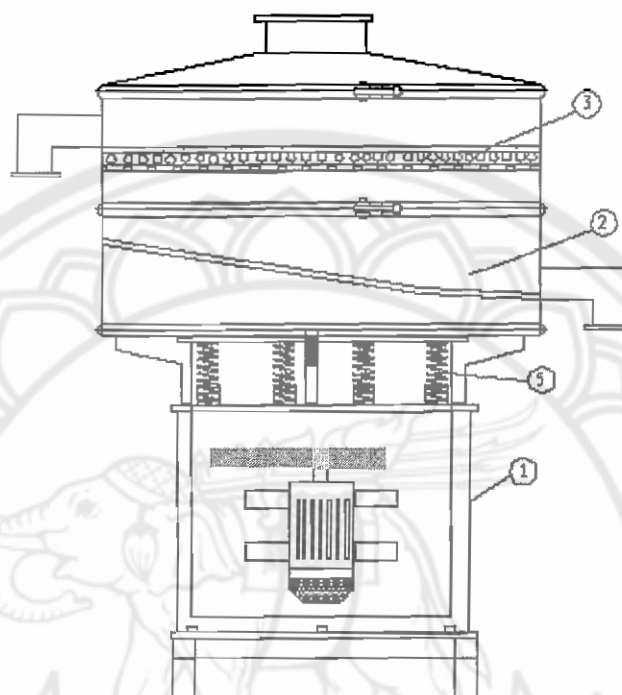
รูปที่ 3.1 เครื่องร่อนแบบตะแกรงม้วน

หลักการทำงาน

เมื่อปลาถูกทำให้สุกจากเครื่องอบแห้ง(Disc Dryer) ปลาที่ต้องการแยกกระดุกจะเข้าทางด้านบนตกลงสู่ด้านล่าง จะมีรางสกรูทำการลำเลียงปลาและปล่อยปลาลงในตะแกรง ตะแกรงจะหมุนโดยมีมอเตอร์หดรอบ เมื่อปลาลงสัมผัสกับตะแกรงส่วนของปลาที่มีขนาดเล็กกว่าตะแกรงจะตกลงทางด้านล่างและลำเลียงไปตามรางสกรูเพื่อนำไปกระบวนการต่อไป ในส่วนของสิ่งที่มีขนาดใหญ่กว่าตะแกรง ตะแกรงที่เอียงทำมุมและหมุนจะทำให้สิ่งที่มีขนาดใหญ่เคลื่อนที่ออกไปทางด้านหลังเพื่อเก็บลงถังบรรจุกระดุกต่อไป ในช่วงแรกได้นำตะแกรงชนิดนี้มาใช้ในการบวนการผลิตพบว่ายังมีเนื้อปลาบางส่วนที่ไม่แตกตัวออกมาถูกร่อนออกไปพร้อมกระดุก การแก้ปัญหา

ต่อมาคือการเปลี่ยนขนาดของตะแกรงให้มีขนาดใหญ่ขึ้น พบว่าในส่วนของกระดูกที่เริ่มมีการปะปนไปกับเนื้อปลามากขึ้นจึงไม่นำมาใช้ในการร่อนเพื่อแยกเนื้อปลาและกระดูก

3.1.2 เครื่องร่อนชนิดสั่นในแนวแกน



รูปที่ 3.2 รูปแสดงเครื่องร่อนในแนวแกน

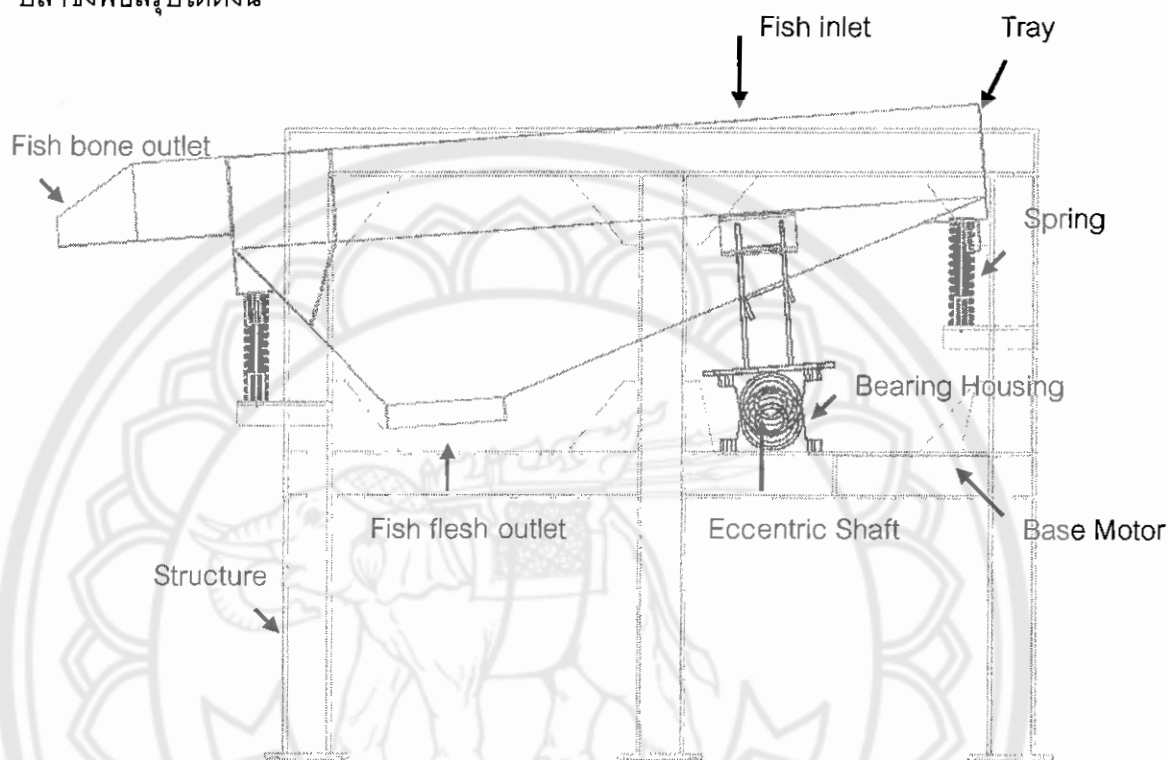
หลักการทำงาน

ด้านบนจะเป็นส่วนที่รับวัตถุดิบ และมีตะแกรงร่อนกระดูกแยกไปที่ทางออกทางซ้ายมือของรูปและในส่วนของเนื้อปลาที่ร่อนจะตกลงมาทางด้านล่างออกที่ทางออกทางด้านขวามือ การที่เครื่องสามารถร่อนได้นั้นเกิดจากการที่ในส่วนของเครื่องร่อนจะมีฐานที่รองรับเป็นสปริงซึ่งสามารถโยกตัวและสั่นได้ ด้านล่างของเครื่องติดตั้งมอเตอร์ไว้ มอเตอร์จะติดแผ่นที่ไม่สมมาตรเอาไว้ เมื่อหมุนจะเกิดความไม่สมดุลในการหมุนขึ้น เกิดการสั่นในส่วนของตะแกรง วัตถุดิบที่ต้องการร่อนจึงสามารถร่อนแยกตัวออกมาได้ ทำการทดลองเครื่องชนิดนี้เข้ามาใช้ในกระบวนการผลิตพบว่าเนื้อปลาปะปนไปกับกระดูกเช่นเดียวกันกับเครื่องร่อนชนิดตะแกรงหมุน แต่เครื่องชนิดนี้ใช้ได้ดีกับการแยกขนาดของกระดูกในแต่ละขนาด กระดูกที่ร่อนได้ในครั้งแรกจะนำมาร่อนอีกครั้งเพื่อแยกกระดูกที่มีขนาดใหญ่ตามขนาดของผู้รับซื้อต้องการ

3.2 หลักการทำงานของเครื่องร่อนกระดูกปลา

3.2.1 ส่วนประกอบที่สำคัญและหลักการทำงาน

รูปที่ 3.3 แสดงให้เห็นถึงแบบตำแหน่งและส่วนประกอบที่สำคัญของเครื่องร่อนกระดูกปลาซึ่งพอสรุปได้ดังนี้



รูปที่ 3.3 รูปแสดงส่วนประกอบที่สำคัญของเครื่องร่อน

- 1) ส่วนรับปลาปน(Fish inlet) เป็นส่วนที่รับปลาปนที่ยังไม่ได้ทำการแยกกระดูก
- 2) ส่วนกระบะ(Tray) เป็นส่วนที่ติดตั้งตะแกรง เคียงทำมุม 5 องศา กับแนวระดับ ติดตั้งตะแกรงขนาดรู 5 มิลลิเมตร และทำหน้าที่เป็นถาดเก็บสำรองปลาเพื่อรอการร่อน
- 3) ส่วนของเพลายี้อยู่ศูนย์(Eccentric Shaft) เป็นส่วนที่ทำหน้าที่เปลี่ยนการหมุนเป็นการที่ทำให้กระบะเคลื่อนที่ขึ้นลง
- 4) ส่วนของสปริง(Spring) เป็นส่วนที่ทำหน้าที่เป็นฐานรองรับกระบะให้เกิดการสั่นสะเทือน
- 5) ส่วนของระบบขับเคลื่อน ขับเคลื่อนด้วยมอเตอร์ โดยส่งกำลังมอเตอร์ผ่านสายพานไปยังเพลายี้อยู่ศูนย์แล้วส่งกำลังขับเคลื่อนจากเพลายี้อยู่ศูนย์ไปยังส่วนของกระบะ

3.3 หลักการในการออกแบบ

การออกแบบเครื่องร่อนกระตุกปลา หลักการสำคัญของการออกแบบอยู่ที่ส่วนเพลายึดศูนย์ เพลาที่ออกแบบจึงออกแบบให้ส่วนเยื้องศูนย์มีระยะเยื้องของจุดศูนย์กลาง 6.35 มิลลิเมตร ซึ่งเพลานี้ได้สั่งทำขึ้นมา ส่วนเพลายึดศูนย์มีขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 63.5 มิลลิเมตรและเพลาลิ้นผ่านศูนย์กลาง 50.8 มิลลิเมตร ซึ่งขนาดดังกล่าวทางโรงงานมีตุ๊กตาที่เป็นชิ้นส่วนสำรองเพื่อให้สำหรับวางสกรูลำเลียงจึงนำมาใช้ยึดเพลายึดศูนย์เข้ากับกระบะและเพลากับโครงเครื่องร่อน

ส่วนของโครงสร้าง ซึ่งทางโรงงานมีเหล็กตัวยูขนาด 4X2 นิ้ว จึงทำการคำนวณเพื่อดูความน่าจะเป็นที่จะนำมาใช้ พบว่าสามารถนำมาใช้งานได้โดยเหล็กที่นำมาใช้ไม่เกิดการเสียรูป

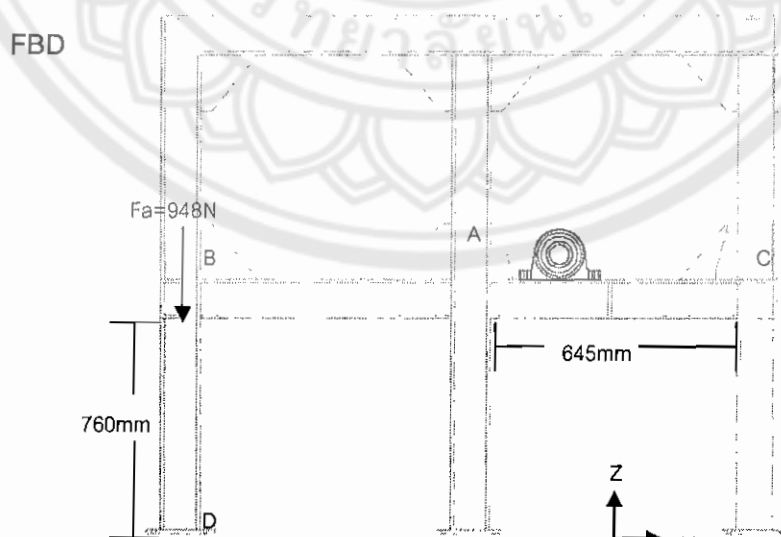
ในส่วนของกระบะเป็นส่วนที่สัมผัสโดยตรงกับวัตถุดิบวัสดุที่นำมาใช้จึงเลือกสแตนเลส เพราะไม่เกิดสนิม มีความแข็งแรง ทนทานมากกว่าการใช้อะลูมิเนียม ทั้งยังง่ายต่อการเตรียมและขึ้นรูปขึ้นงาน

จากนั้น จึงทำการเลือกระบบส่งกำลัง โดยเลือกใช้สายพานเป็นตัวส่งกำลังในระบบ เพราะขณะใช้งานไม่มีเสียงดัง สะอาด และค่าใช้จ่ายในการบำรุงรักษาต่ำ

3.4 การคำนวณเกี่ยวกับเครื่องร่อนกระตุกปลา

3.4.1 การคำนวณทางด้านโครงสร้าง

ภาระที่กระทำกับเสาแต่ละเสากำหนดให้เป็นภาระที่เกิดจากน้ำหนักของอุปกรณ์ ได้แก่ เนื้อปลา กระบะ ตุ๊กตา โครงสร้างส่วนบน พูลเลย์ สปริงเท่ากับ 758 N



รูปที่ 3.4 รูปแสดงตำแหน่งแรงที่กระทำบนโครงเครื่องร่อน

การเสียรูปของชิ้นงาน

เนื่องจากทางโรงงานมีเหล็กตัวยู 4 X 2 นิ้ว ทำการคำนวณเพื่อดูความเป็นไปได้ในการนำมาใช้งาน จึงทดลองคำนวณการเสียรูป โดยที่แรงที่กระทำในแต่ละเสาคุณน้ำหนักเนื้อปลาเพิ่ม 20 เปอร์เซ็นต์แรงที่กระทำมีค่า 948 N

พิจารณาเสาช่วง BD
$$P_{cr} = \frac{\pi^2 EI}{L^2}$$

เมื่อ P_{cr} คือ ภาระวิกฤติ

L คือ Effective length

E คือ Modulus of Elasticity ของ steel, 0.4% C hot-rolled เท่ากับ 30 Mpsi

กรณีที่ 1 พิจารณาระนาบ x - z พบว่าเสาแบบปลายยึดทั้งสองด้าน

$$L' = 0.5L = 0.5 \times 21 = 10.5 \text{ in}$$

$$I_{yy} = 0.433 \text{ in}^4$$

$$= \frac{\pi^2 \times 30 \times 10^6 \times 0.433}{10.5^2}$$

$$= 1162.8 \text{ kip} \approx 5175 \text{ kN}$$

กรณีที่ 2 พิจารณาระนาบ y - z พบว่าเสาแบบปลายยึดทั้งสองด้าน

$$L' = 0.5L = 0.5 \times 21 = 10.5 \text{ in}$$

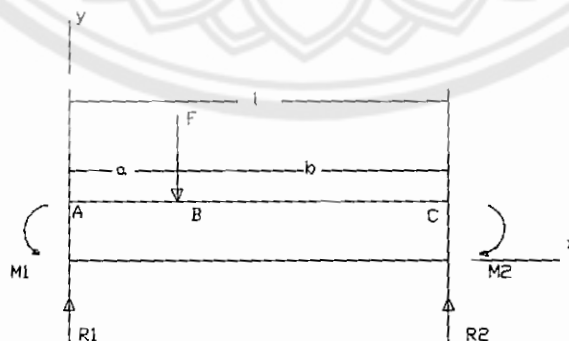
$$I_{xx} = 4.59 \text{ in}^4$$

$$= \frac{\pi^2 \times 30 \times 10^6 \times 4.59}{10.5^2}$$

$$= 12326.2 \text{ kip} \approx 54852 \text{ kN}$$

$P \leq P_{cr}$ ดังนั้น สามารถใช้เหล็กตัวยูเป็นเสาได้โดยไม่เกิดการเสียรูป

คำนวณการโก่งตัวของคานในช่วง AC

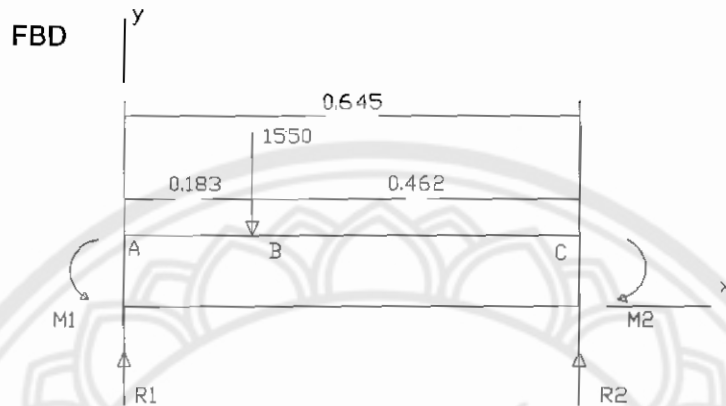


รูปที่ 3.5 รูปแสดงภาระที่เกิดขึ้นกับคานปลายทั้งสองด้านยึดติด

จากสมการ

$$Y_{AB} = \frac{Fb^2x^2}{6EI^3} [x(3a+b) - 3al]$$

แรงที่กระทำ 1192 N ค่าประกอบความปลอดภัย 20 เปอร์เซนต์แรงที่กระทำมีค่าเท่ากับ 1550 N



รูปที่ 3.6 รูปแสดงภาระที่เกิดขึ้นกับคานช่วง AC ของโครงเครื่องร่อน
แทนค่าลงสมการ

$$\begin{aligned} &= \frac{(1550)(0.462)^2(0.183)^2}{6(207 \times 10^6)(1.91 \times 10^{-6})(0.645)^3} [0.183(3(0.183) + 0.462) - (3 \times 0.183 \times 0.645)] \\ &= \frac{11.079}{636552.3} [0.185 - 0.354] \\ &= 0 \end{aligned}$$

ไม่เกิดการโก่งตัว สามารถใช้งานโครงเครื่องร่อนได้โดยไม่เกิดความเสียหาย

3.4.2 การคำนวณการใช้สายพาน

จากการกำหนดจากทางโรงงาน ในขั้นตอนของการออกแบบให้ใช้มอเตอร์ยี่ห้อ "SEMCO" ขนาด 2.2 kW (3 แรงม้า) ความเร็วรอบ 1,488 rpm เป็นต้นกำลัง และมีพูลเลย์ดำรองเพื่อใช้งาน ในโรงงานได้ทำการนำมาทดลองคำนวณ โดยพูลเลย์ขับเคลื่อนผ่านศูนย์กลาง 102 มิลลิเมตร พูลเลย์ตามเส้นผ่านศูนย์กลาง 180 มิลลิเมตร ระยะห่างระหว่างจุดศูนย์กลางทั้งสอง 350 มิลลิเมตรมีเงื่อนไขของเครื่องดังนี้

เงื่อนไขการทำงานของเครื่อง

เวลาทำงาน(Operating Time) : 24 ชั่วโมง

ภาระที่กระทำ : กระแทกปานกลาง

มอเตอร์ : กระแสสลับ 3 เฟส High Torque 2.2 kW

จากสมการกำหนดให้ค่า $K_s = 1.3$ จากตารางที่ 6 ก.

$$P_d = K_s P_0 = 1.3 \times 2.2 = 2.86 \text{ kW}$$

จากรูปที่ 1 ข. จะอยู่ในช่วงสายพานร่อน A แต่ทางโรงงานมีสายพานร่อน B ทำให้ต้องคิดสายพานร่อน B แทน

มุมสัมผัสของสายพาน

$$\begin{aligned}\alpha_1 &= \pi - 2 \sin^{-1} \left(\frac{D_p - d_p}{2C} \right), \text{rad} \\ \alpha_1 &= \pi - 2 \sin^{-1} \left(\frac{180 - 102}{2 \times 350} \right), \text{rad} \\ &= \alpha_1 = \pi - 2 \sin^{-1} \left(\frac{180 - 102}{2 \times 350} \right)\end{aligned}$$

ความเร็วของสายพาน

$$\begin{aligned}v_b &= \frac{\pi \times d_p \times n}{(1000)(60)}, (m/s) \\ v_b &= \frac{\pi \times 102 \times 1488}{(1000)(60)}, (m/s) \\ &= 7.95 \text{ m/s}\end{aligned}$$

แรงดึงในสายพานขณะส่งกำลัง

$$\begin{aligned}F &= \frac{W_p}{V_b} \\ F &= \frac{(2.2)(1000)}{7.95} \\ &= 276.7 \text{ N}\end{aligned}$$

หาแรงดึงขั้นต้นในสายพาน

จากตารางที่ 7 ก. (ภาคผนวก) $k_1 = 1.5$

จากตารางที่ 8 ก. (ภาคผนวก) $k_2 = 0.385$

$$\begin{aligned}F_i &= (k_1 F + z k_2 v^2) \sin \frac{\alpha}{2} \\ &= [(1.5 \times 276.7) + (1.93 \times 0.385 \times 63.21)] \times 0.9935 \\ &= [415.05 + 46.96] \times 0.9935 \\ &= 459 \text{ N}\end{aligned}$$

หาค่า $K_r = D / d = 180 / 102 = 1.765$

$$K_r = 1.137 - 0.123(2 - 1.765)^{2.81} = 1.1349$$

จากตารางที่ 3 ก. ได้ค่า $C_1 = 1.021 \times 10^{-4}$, $C_2 = 2.727 \times 10^{-3}$, $C_3 = 1.912 \times 10^{-17}$

แทนค่าลงสมการ

$$\begin{aligned}
 P_r &= d_p n \{ C_1 (d_p n)^{-0.99} - C_2 / d_p - C_3 (d_p n)^2 \} + C_2 n (1 - 1/K_r) \\
 P_r &= (102)(1488) \left\{ (1.021 \times 10^{-4})(102 \times 1488)^{-0.99} - \frac{2.727 \times 10^{-3}}{102} \right. \\
 &\quad \left. - (1.912 \times 10^{-17})(102 \times 1488)^2 \right\} \\
 &\quad + (2.727 \times 10^{-3})(1488) \left(1 - \frac{1}{1.1349} \right) \\
 &= (151776) \{ 0.00003489 - 0.00002673 - 0.00000044 \} + 0.4823 \\
 &= 1.1717 + 0.4823 \\
 &= 1.654 \text{ kW}
 \end{aligned}$$

จากสมการหาจำนวนสายพาน

$$z = P_d / P_r K_\theta K_L$$

หาค่า K_θ

$$\theta_1 = \pi - 2 \sin^{-1} \left(\frac{D-d}{2C} \right) = \pi - 2 \sin^{-1} \left(\frac{180-102}{2 \times 350} \right) = 2.9183 \text{ rad} = 167^\circ$$

$$K_\theta = 1.25 \{ 1 - \exp(-f\theta) \} = 1.25 \{ 1 - \exp(-0.5123 \times 2.9183) \} = 0.97$$

หาค่า K_L แฟคเตอร์แก้ไขความยาว หาได้โดยหาค่าของ d_0 และ D_0 จากการบวกความสูงของสายพานเพิ่มเข้าไปในเส้นผ่านศูนย์กลางโดยสายพานร่อง B เมื่อบวกแล้ว $d_0 = 102 + 11 = 113$ มิลลิเมตร $D_0 = 180 + 11 = 191$ มิลลิเมตร

จากสมการ

$$\begin{aligned}
 L &= 2C + \frac{\pi}{2}(d_0 + D_0) + \frac{1}{4C}(D_0 - d_0)^2 \\
 &= (2 \times 350) + \frac{\pi}{2}(113 + 191) + \frac{1}{(4 \times 350)}(191 - 113)^2 \\
 &= 700 + 356.52 + 8.691 \\
 &= 1065.21 \text{ mm}
 \end{aligned}$$

จากตารางที่ 4 ก. สายพานหน้าตัด B ได้ค่า $a_1 = 0.634$, $a_2 = 2.30 \times 10^{-4}$, $a_3 = 3.58 \times 10^{-8}$, $a_4 = 2.21 \times 10^{-12}$

$$K_L = a_1 + a_2 L + a_3 L^2 + a_4 L^3$$

$$\begin{aligned}
&= 0.634 + (2.30 \times 10^{-6} \times 1065.21) + (3.58 \times 10^{-8} \times 1065.21)^2 \\
&\quad + (2.21 \times 10^{-12} \times 1065.21)^3 \\
&= 0.634 + 0.24499 + 0.0406 + 0.00267 \\
&= 0.92226
\end{aligned}$$

แทนค่าลงในสมการเพื่อหาค่า z

$$z = \frac{2.86}{1.654 \times 0.97 \times 0.92226} = \frac{2.86}{1.479} = 1.93$$

ดังนั้นใช้สายพานจำนวน 2 เส้น

3.4.3 การคำนวณสปริง

ทำการคำนวณเพื่อดูผลว่าสปริงที่ออกแบบสามารถนำมาใช้กับเครื่องร่อนกระดุกปลาได้หรือไม่ โดยคุณลักษณะของสปริงมีดังนี้ ขนาดของขด 0.335 นิ้ว เส้นผ่านศูนย์กลางด้านนอก 2.05 นิ้ว ความยาวเมื่อไม่มีภาระ (N_a) 230 มิลลิเมตร จำนวนขด 14 ขด

หาค่า k ของสปริงจากสมการ

$$\begin{aligned}
k &= \frac{d^4 G}{8 D^3 N_a} = \frac{(0.335)^4 (11.6 \times 10^6)}{8 (1.715)^3 (14)} = \frac{1460956}{564.95} \\
k &= 258599
\end{aligned}$$

น้ำหนักของส่วนที่ทำงานของสปริงขด หาได้จากสมการ

$$W = \frac{\pi^2 d^2 D N_a \gamma}{4}$$

หาค่า D (mean coil diameter) $= 2.05 - 0.335 = 1.715$ นิ้ว

$$= \frac{\pi^2 (0.335)^2 (1.715) (14) (0.284)}{4}$$

$$\begin{aligned}
\text{แทนค่า} &= \frac{33.485}{4} \\
&= 1.888 \text{ lbf}
\end{aligned}$$

จากสมการ

$$f_n = \frac{1}{2} \sqrt{\frac{kg}{W}}$$

แทนค่าลงสมการ

$$= \frac{1}{2} \left[\frac{258.599(386)}{1.888} \right]^{\frac{1}{2}}$$

$$= 114.97 \text{ Hz}$$

ความถี่ที่ใช้งานสูงสุดของเครื่องร่อนอยู่ที่ 14.2 Hz นั่นคือความถี่ธรรมชาติของสปริงประมาณ 8.11 เท่าของความถี่ทำงาน แต่ในการออกแบบควรอยู่ในช่วง 15 – 20 เท่า สามารถใช้งานสปริงกับเครื่องร่อนโดยไม่เกิดความเสียหายในระยะสั้น ส่วนการใช้งานในระยะเวลายาวอาจเกิดความเสียหายขึ้นได้ แก้ไขโดยออกแบบเพิ่มขนาดของสปริง

3.4.4 การเลือกแบริ่ง

3.4.4.1 การคำนวณแบริ่งที่รองรับในส่วนของเพลายึดศูนย์



รูปที่ 3.7 รูปแสดงแบริ่งพร้อมเสื้อลูกปืนรองรับเพลายึดศูนย์

เนื่องจากเพลาดำเนินการรองรับเพลายึดศูนย์มีขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 2 นิ้ว ดังนั้นเลือกแบริ่งขนาดรูรวม 50 มิลลิเมตร

เลือกแบริ่งขนาดรูรวม 50 มิลลิเมตร อนุกรมมิติ 02 แบบ Self-aligning bearing แบริ่งที่ใช้งานความเร็วเพลาส่งสูงสุด 850 รอบต่อนาที

วงแหวนในเป็นตัวยึด V = 1 ใช้แบริ่งชนิดบอลแบริ่ง K = 3

จากตารางที่ 11 ก. $C_0 = 10.55 \text{ kN}$ $C = 17.49 \text{ kN}$

แบริ่งรองรับเพลายึดศูนย์ต้องรับน้ำหนักของกระบะ เพลายึดศูนย์ เนื้อปลา ตึกตา 2 ตัวและพูลเลย์ ดังนั้นจำเป็นต้องเลือกแบริ่งสามารถรับแรงได้โดยไม่เกิดการเสียรูปอย่างถาวร

โดยเลือกให้ค่า C_0 มีค่ามากกว่าแรงที่กระทำในแนวรัศมีของแบริ่ง นั่นคือแรงที่เกิดเนื่องจากน้ำหนักของอุปกรณ์

ผลรวมของแรงกระทำที่เกิดจากน้ำหนักของอุปกรณ์เท่ากับ 1192 N

แสดงว่า $C_0 > 1192$ N สามารถรับแรงได้โดยไม่เกิดการเสียรูปถาวร

$F_r = 1192$ N $F_a = 0$ N (เนื่องมาจากไม่มีแรงในแนวแกน)

จากตารางที่ 13 ก. เลือกอายุใช้งานของแบริ่งเท่ากับ 60000 ชั่วโมง

อายุการใช้งานของแบริ่ง

$$L_{10} = (60000)(850)(60)(10^{-6}) = 3060 \text{ mr}$$

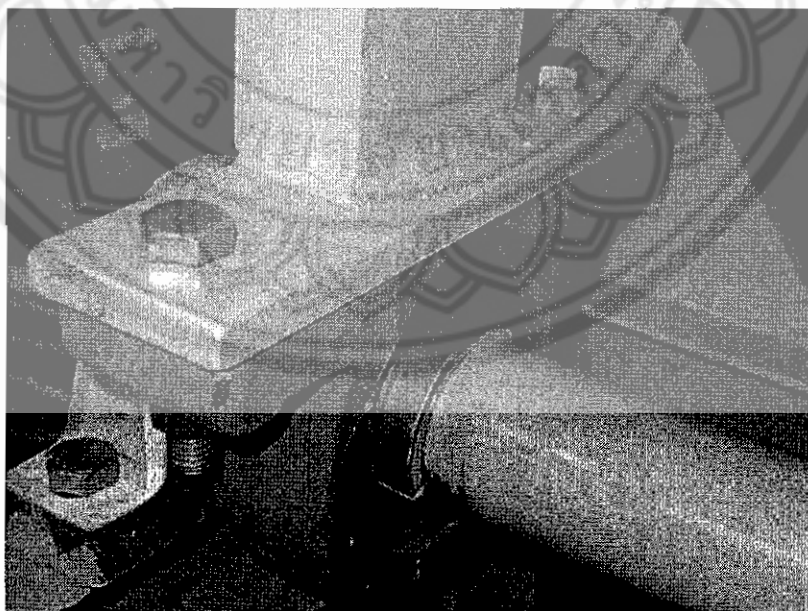
$$\begin{aligned} \text{จาก } P &= VF_r \\ &= 1192 \text{ N} \end{aligned}$$

แรงพลวัตประเมิน

$$\begin{aligned} C &= P(L_{10})^{\frac{1}{3}} \\ &= 1192(3060)^{\frac{1}{3}} \\ &= 17305.5 \text{ N} \end{aligned}$$

จากการคำนวณค่า C ที่ได้ $17,305 \text{ kN} < 17,49 \text{ kN}$ ดังนั้นแบริ่งที่เลือกมาใช้สามารถนำมาใช้งานได้ตามต้องการ

3.4.4.2 การเลือกแบริ่งในส่วนของ Eccentric ยึดติดกับกระบะ



รูปที่ 3.8 รูปแสดงแบริ่งพร้อมเสื้อใส่ที่ Eccentric ยึดติดกับกระบะ

เนื่องจากเพลาต้องรองรับเพลาเยื้องศูนย์กลางมีขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง $2\frac{1}{2}$ นิ้ว ดังนั้นเลือก
แบริ่งขนาดรูรวม 65 มิลลิเมตร

เลือกแบริ่งขนาดรูรวม 65 มิลลิเมตร อนุกรมมิติ 02 แบบ Self-aligning bearing แบริ่งที่
ใช้งานความเร็วเพลาสูงสุด 850 รอบต่อนาที

วงแหวนในเป็นตัวหมุน $V = 1$ ใช้แบริ่งชนิดบอลแบริ่ง $K = 3$

จากตารางที่ 11 ก. $C_o = 17.22 \text{ kN}$ $C = 23.85 \text{ kN}$

แบริ่งรองรับเพลาเยื้องศูนย์กลางต้องรับน้ำหนักของกระบะ เนื้อปลา ตึกตา 2 ตัว ดังนั้น
จำเป็นต้องเลือกแบริ่งสามารถรับแรงได้โดยไม่เกิดการเสียรูปอย่างถาวร โดยเลือกให้ค่า C_o มีค่า
มากกว่าแรงที่กระทำในแนวรัศมีของแบริ่ง นั่นคือแรงที่เกิดเนื่องจากน้ำหนักของอุปกรณ์

ผลรวมของแรงกระทำที่เกิดจากน้ำหนักของอุปกรณ์เท่ากับ 795 N

แสดงว่า $C_o > 1025 \text{ N}$ สามารถรับแรงได้โดยไม่เกิดการเสียรูปถาวร

$F_r = 1 \text{ N}$ $F_a = 0 \text{ N}$ (เนื่องจากไม่มีแรงในแนวแกน)

จากตารางที่ 13 ก. เลือกอายุใช้งานของแบริ่งเท่ากับ 60000 ชั่วโมง
อายุการใช้งานของแบริ่ง

$$L_{10} = (60000)(850)(60)(10^{-6}) = 3060 \text{ mr}$$

$$\begin{aligned} \text{จาก } P &= VF_r \\ &= 1025 \text{ N} \end{aligned}$$

แรงพลวัตประเมน

$$\begin{aligned} C &= P(L_{10})^{\frac{1}{3}} \\ &= 1025(3060)^{\frac{1}{3}} \\ &= 14881 \text{ N} \end{aligned}$$

จากการคำนวณค่า C ที่ได้ $14.88 \text{ kN} < 23.85 \text{ kN}$ ดังนั้นแบริ่งที่เลือกมาใช้สามารถนำมาใช้งาน
ได้ตามต้องการ

3.4.5 การคำนวณภาระของเพลา

3.4.5.1 มุมบิด

เนื่องจากมอเตอร์มีขนาด 3 hp ซึ่งมีค่าเท่ากับ 2.238 kW

อัตราทดของสายพานจากมอเตอร์ไปที่เพลาเยื้องศูนย์กลาง ทดที่อัตรา 4 : 10

$$\text{Ratio} = n_1/n_2 = 4/10$$

$$n_2 = 0.4n_1$$

$$= 0.4(1488) = 595.2 \text{ rpm}$$

ในการออกแบบเลือกจำนวนเพลาท่ากับ 2 นิ้ว คือส่วนของเพลาลูกที่เล็กที่สุด

$$T_2 = \frac{W_p(60)}{2\pi n_2}$$

$$= \frac{(2238)(60)}{2\pi(595.2)}$$

$$= \frac{134280}{3739.75}$$

$$= 35.91 \text{ N} \cdot \text{m}$$

จากสมการ $J = \frac{\pi C^4}{2}$

ดังนั้น $J = \frac{\pi(1)^4}{2} = 1.57 \text{ m}^4$

หาค่าความเค้นเฉือนสูงสุด

$$\tau_{\max} = \frac{TC}{J} = \frac{(35.91)(0.0254)}{1.57}$$

$$= 0.581 \text{ MPa}$$

หาขนาดของมุมบิดจากสมการ

$$\theta = \frac{TL}{GJ} = \frac{(35.91)(1)}{(80 \times 10^9)(1.57)}$$

$$= 2.859 \times 10^{-10} \text{ rad}$$

จากการออกแบบปกติจะไม่ให้มุมบิดมีค่าเกิน 0.3 องศาต่อความยาวเพลาลูก 20 เท่าของเส้นผ่านศูนย์กลาง เพลานำมาใช้จึงถือว่ามุมบิดน้อยมาก สามารถนำมาใช้งานได้ตามปกติ

3.4.5.2 แรงเฉือนและโมเมนต์ดัด

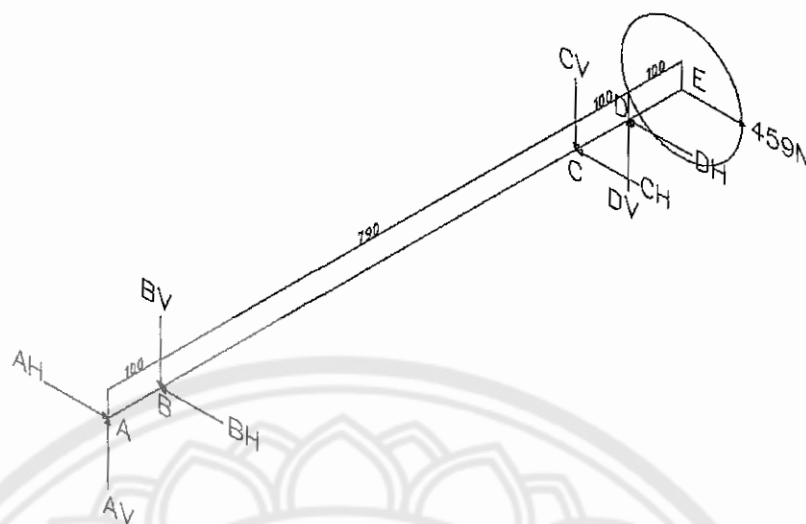
แรงที่กระทำบนเพลาลูกซี่สามารถคำนวณได้จาก

$$\text{แรงที่กระทำบนเพลาลูกซี่} = \text{ผลรวมของแรงที่แต่ละอุปกรณ์กระทำบนเพลาลูกซี่}$$

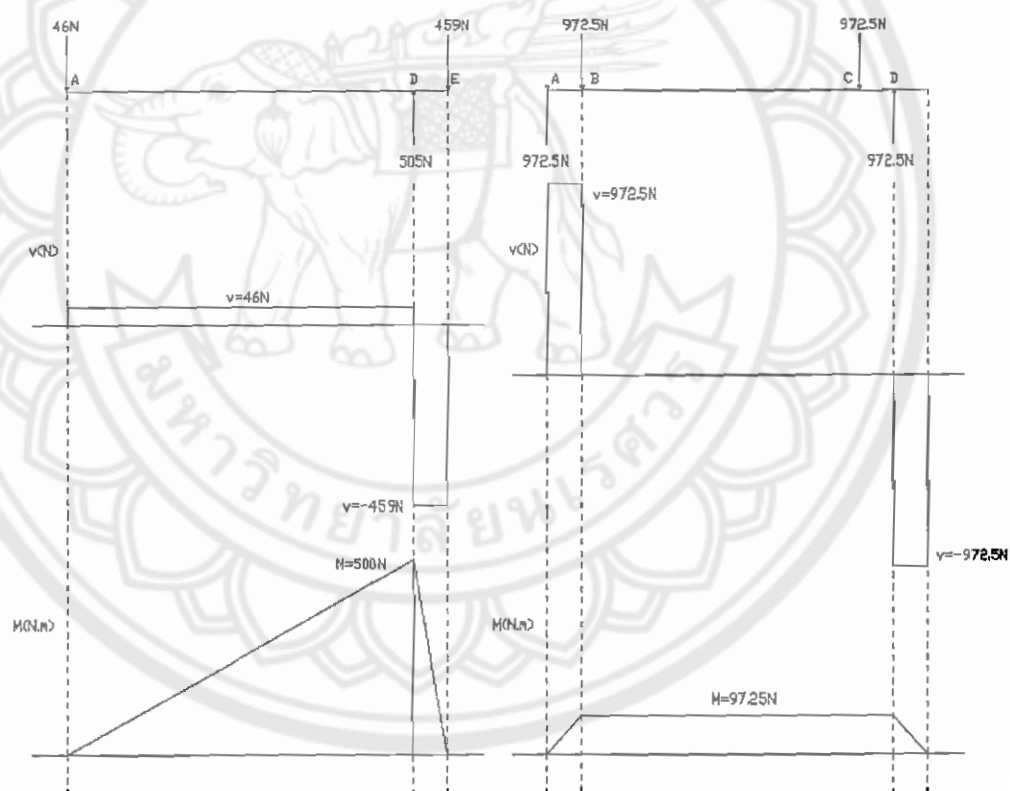
$$= 618 + 1148 + 177 \text{ N}$$

$$= 1943 \text{ N}$$

จากการคำนวณแรงที่กระทำบนเพลาลูกซี่ทั้งหมด สามารถนำมาเขียน Free Body Diagram ของเพลาลูกซี่ได้ดังนี้



รูปที่ 3.9 รูปแสดงแรงที่กระทำบนเพลาเยื้องศูนย์
จากแรงทั้งหมดสามารถนำมาเขียนแผนภาพแรงเฉือนและภาพโมเมนต์ได้ดังนี้



รูปที่ 3.10 รูปแสดงแผนภาพแรงเฉือนและภาพโมเมนต์ที่เกิดในเพลาเยื้องศูนย์
โมเมนต์ดัดสูงสุดเกิดขึ้นที่จุด D ซึ่งมีค่าเท่ากับ

$$M_c = (500^2 + 0^2)^{1/2} \\ = 500 \text{ N.m}$$

นั่นคือ $M_{\max} = -M_{\min} = 500 \text{ N.m}$

3.4.6 การคำนวณผลของการเคลื่อนที่แบบซิมเปิลฮาร์โมนิก(SHM)

ได้กำหนดที่พูลเลย์ชั้น 4 นิ้ว หมุน 1488 rpm แอมพลิจูด (A_o) มีค่า 6.35 มิลลิเมตร

1) พูลเลย์ตาม 7 นิ้ว ตัวตามหมุนด้วยความเร็ว 850.3 rpm

$$f = \frac{850.3}{60} = 14.2 \text{ Hz}$$

$$\tau_o = \frac{1}{f} = \frac{1}{14.172} = 0.07 \text{ s}$$

$$\omega = \frac{2\pi}{\tau} = \frac{2\pi}{0.0706} = 89.0 \text{ rad/s}$$

$$\dot{X}_{\max} = \omega A_o = (89.00)(12.7 \times 10^{-3}) = 1.1 \text{ m/s}$$

$$\ddot{X}_{\max} = \omega^2 A_o = (89.00)^2 (12.7 \times 10^{-3}) = 100.6 \text{ m/s}^2$$

2) พูลเลย์ตาม 9 นิ้ว ตัวตามหมุนด้วยความเร็ว 661.3 rpm

$$f = \frac{661.3}{60} = 11.0 \text{ Hz}$$

$$\tau_o = \frac{1}{f} = \frac{1}{11.022} = 0.091 \text{ s}$$

$$\omega = \frac{2\pi}{\tau} = \frac{2\pi}{0.0907} = 69.3 \text{ rad/s}$$

$$\dot{X}_{\max} = \omega A_o = (69.27)(12.7 \times 10^{-3}) = 0.9 \text{ m/s}$$

$$\ddot{X}_{\max} = \omega^2 A_o = (69.27)^2 (12.7 \times 10^{-3}) = 60.9 \text{ m/s}^2$$

3) พูลเลย์ตาม 10 นิ้ว ตัวตามหมุนด้วยความเร็ว 595.2 rpm

$$f = \frac{595.2}{60} = 9.9 \text{ Hz}$$

$$\tau_o = \frac{1}{f} = \frac{1}{9.92} = 0.1 \text{ s}$$

$$\omega = \frac{2\pi}{\tau} = \frac{2\pi}{0.1008} = 62.3 \text{ rad/s}$$

$$\dot{X}_{\max} = \omega A_o = (62.33)(12.7 \times 10^{-3}) = 0.8 \text{ m/s}$$

$$\ddot{X}_{\max} = \omega^2 A_o = (62.33)^2 (12.7 \times 10^{-3}) = 49.3 \text{ m/s}^2$$

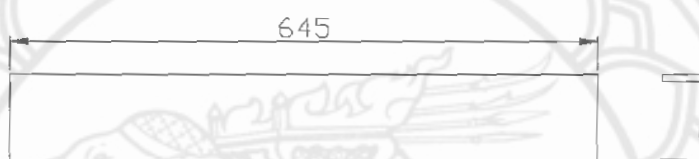
3.5 ขั้นตอนการเตรียมชิ้นงานและประกอบในแต่ละส่วน

คือการเตรียมชิ้นส่วนหรืออุปกรณ์ทุกชิ้นให้ได้ขนาดและรูปร่างตามที่ได้ออกแบบไว้ จนพร้อมที่จะประกอบเป็นเครื่องร่อนกระดุกปลา ซึ่งกระบวนการในการเตรียมชิ้นงานมีดังนี้

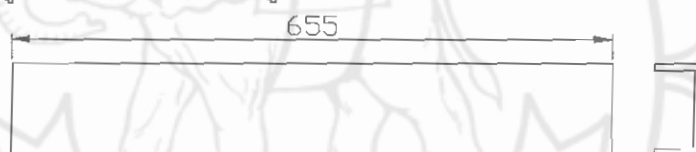
- 1) การวัดชิ้นงาน(Layout) เป็นการร่างขนาดชิ้นงานลงบนแผ่นโลหะตามขนาดและรูปร่างที่ได้ออกแบบไว้
- 2) การตัดชิ้นงาน จะใช้แก๊สและเครื่องตัด Plasma
- 3) การพับ โดยใช้เครื่อง Press Break สำหรับชิ้นงานที่ต้องการพับเพื่อนำมาประกอบ

3.5.1 ขั้นตอนการเตรียมชิ้นงานและประกอบในส่วนของโครงเครื่องร่อนกระดุกปลา

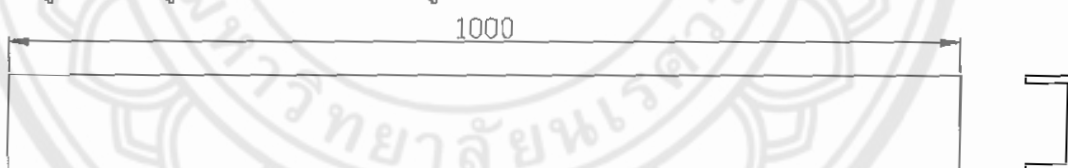
- เริ่มแรกใช้เหล็ก U 4x2 นิ้ว ยาว 6 เมตร จำนวน 4 เส้น
- ทำการตัดเหล็กจำนวน 14 ชิ้น โดยมีขนาดและรหัสดังนี้



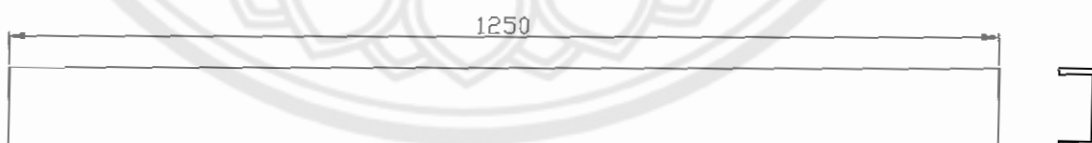
รูปที่ 3.11 รูปแสดงขนาดเหล็กตัวยู A เชื่อมด้านข้างเสากลางและหลัง จำนวน 2 ชิ้น



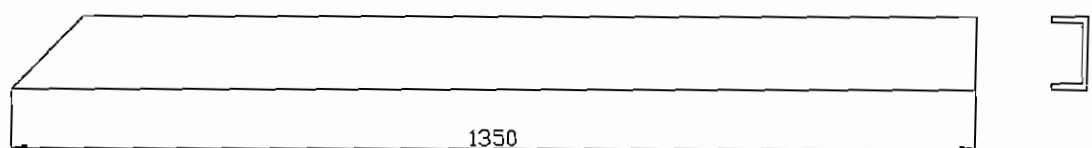
รูปที่ 3.12 รูปแสดงขนาดเหล็กตัวยู B เชื่อมด้านข้างเสาด้านหน้าและกลาง จำนวน 1 ชิ้น



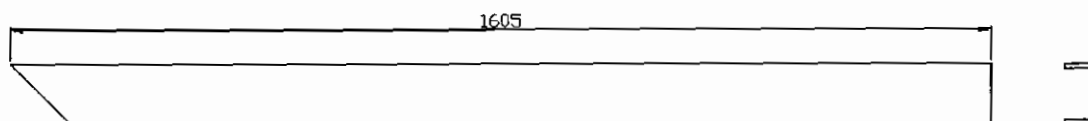
รูปที่ 3.13 รูปแสดงขนาดเหล็กตัวยู C เชื่อมกลางระหว่างเสา จำนวน 3 ชิ้น



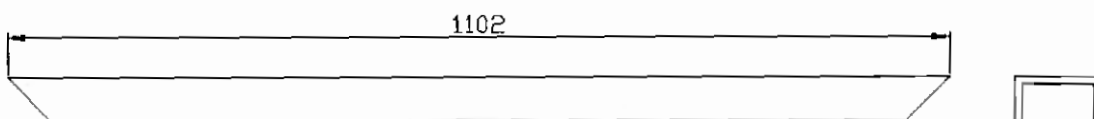
รูปที่ 3.14 รูปแสดงขนาดเหล็กตัวยู D เสากลางและหลัง จำนวน 4 ชิ้น



รูปที่ 3.15 รูปแสดงขนาดเหล็กตัวยู E เสาด้านหน้า ส่วนหัวตัด 45 องศา จำนวน 2 ชิ้น

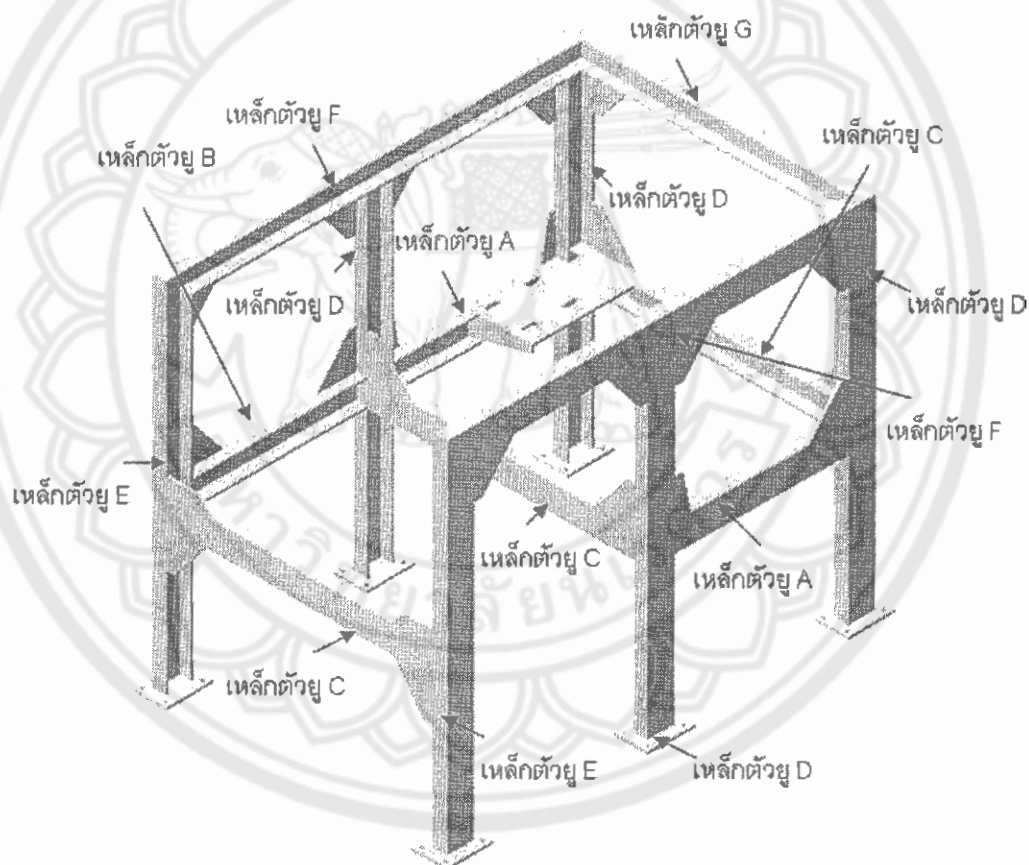


รูปที่ 3.16 รูปแสดงขนาดเหล็กตัวยู F ด้านข้างส่วนบน ส่วนหัวตัด45 องศา จำนวน 2 ชิ้น



รูปที่ 3.17 รูปแสดงขนาดเหล็กตัวยู G ด้านท้าย ส่วนหัวและท้ายตัด45 องศา จำนวน 1 ชิ้น

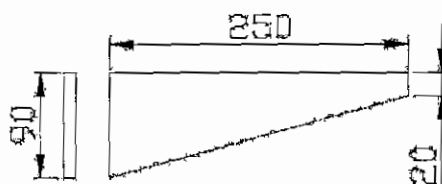
ทำการประกอบเหล็กที่ตัดมาตามภาพ



รูปที่ 3.18 รูปแสดงการประกอบเหล็กในแต่ละชิ้นส่วน

หลังจากทำการเชื่อมชิ้นส่วนด้วยเครื่องเชื่อมเรียบร้อยแล้วทำการเสริมความแข็งแรงของโครงสร้างด้วยการตัดแผ่นเหล็กหนา 10 มิลลิเมตรสร้างเป็นคريبแล้วเชื่อมระหว่างรอยต่อของเหล็กตัวยูในแต่ละที่ โดยมีคريبทั้งหมด 25 แห่ง แบ่งออกเป็น 4 แบบดังนี้

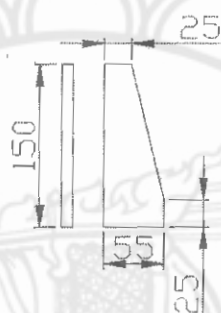
แบบที่หนึ่ง



รูปที่ 3.19 รูปแสดงขนาดครีบริ่องฐานมอเตอร์ จำนวน 1 ชิ้น

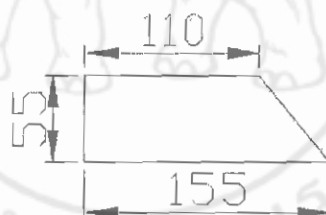
แบบที่สอง

ตำแหน่งบริเวณเสาหลังที่ติดตั้งมอเตอร์และบริเวณเสากลางที่ติดตั้งตุ้กดึงต้องใช้ครีที่มีขนาดเล็กลงจึงต้องใช้ครีอีกขนาด



รูปที่ 3.20 รูปแสดงครีบริเวณเสาหลังและเสากลาง จำนวน 3 ชิ้น

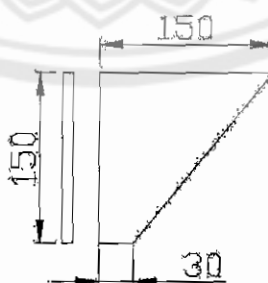
แบบที่สาม



รูปที่ 3.21 รูปแสดงขนาดครีใต้ขาของสปริงส่วนหน้า จำนวน 2 ชิ้น

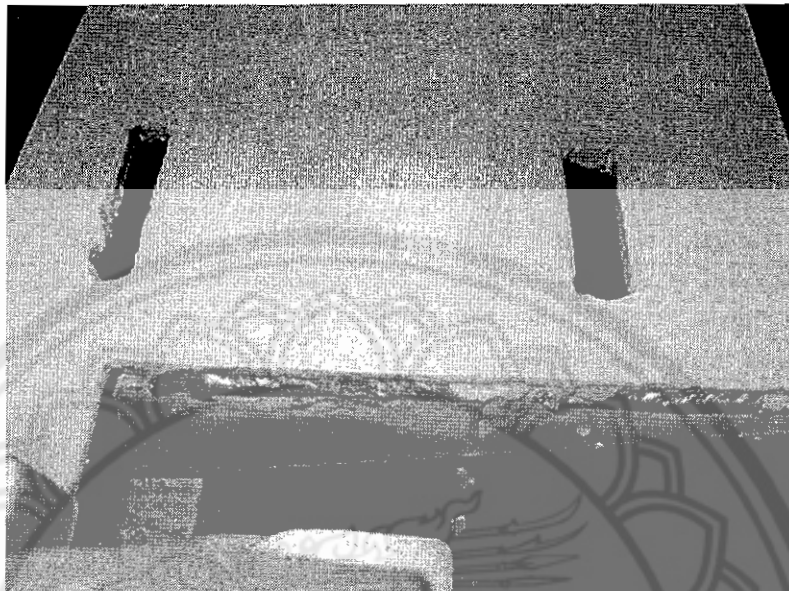
แบบที่สี่

ส่วนที่เหลือทั้งหมดใช้ครีชนิดนี้



รูปที่ 3.22 รูปแสดงขนาดครี จำนวน 19 ชิ้น

ทำการตัดแผ่นเหล็กหนา 10 มิลลิเมตร ขนาดดังรูปเพื่อทำฐานมอเตอร์ ขนาด 385 X 200 มิลลิเมตรนำไปติดตั้งเข้ากับเสาด้านหลังดังรูป



รูปที่ 3.23 รูปแสดงตำแหน่งการเชื่อมฐานมอเตอร์

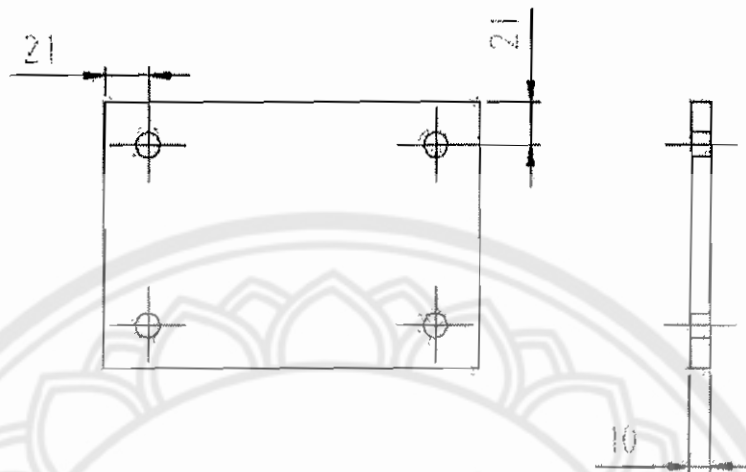
จากนั้นนำมอเตอร์ไปวางให้ได้ตำแหน่งที่ต้องการบนสื่บริเวณฐานมอเตอร์เพื่อหาตำแหน่งในการตัดเพื่อทำช่องสำหรับขั้วมอเตอร์ในการตั้งสายพานให้ตึง

ทำการเจาะรูสำหรับติดตั้งตุ๊กตา โดยวัดระยะจากเสากลางให้ได้ 100 มิลลิเมตร นำตุ๊กตาวางบนสื่เพื่อสร้างตำแหน่งในการเจาะ หลังจากนั้นทำการเจาะด้วยสว่านขนาดรู 18 มิลลิเมตร

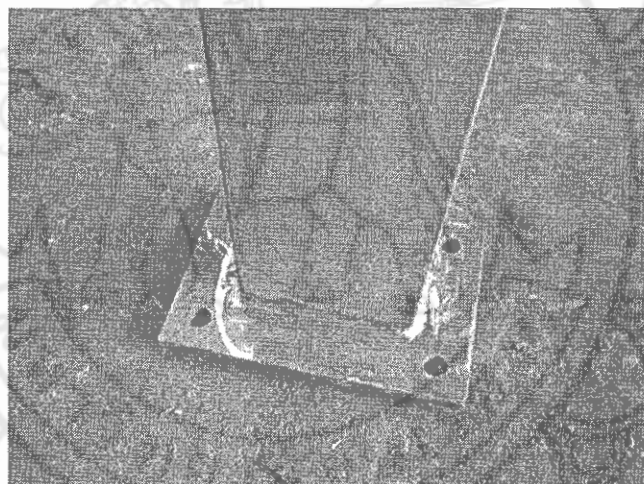


รูปที่ 3.24 รูปแสดงการเจาะรูบนโครงเครื่องร่อนเพื่อใส่ตุ๊กตา

ตัดเหล็กแผ่นหนา 10 มิลลิเมตร ขนาด 130 X 180 มิลลิเมตร เพื่อสร้างฐานรอง
โครงสร้างจำนวน 6 แผ่น ขนาดดังนี้

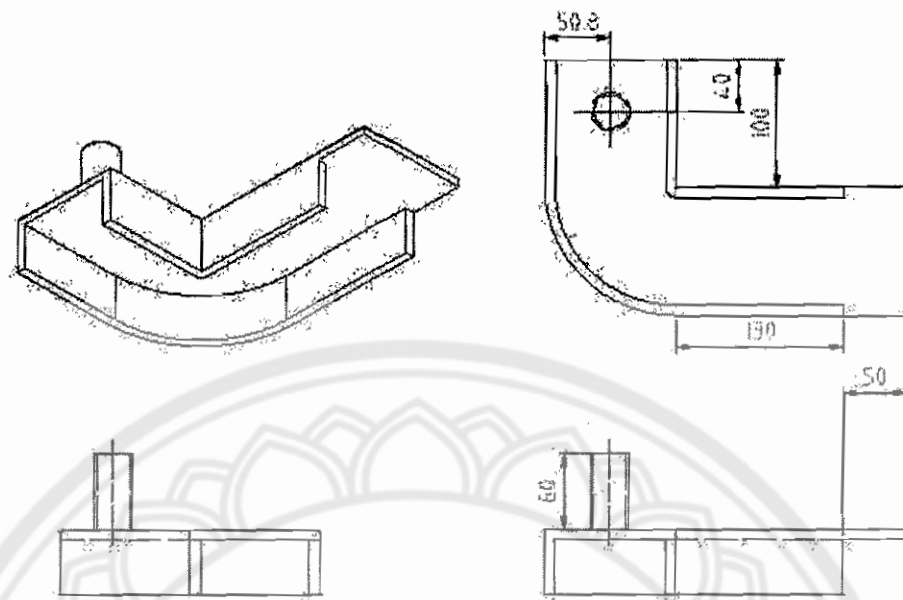


รูปที่ 3.25 รูปแสดงตำแหน่งการเจาะรู



รูปที่ 3.26 รูปแสดงการเชื่อมฐานรองเข้ากับโครงสร้าง

ทำการสร้างขาของสปริงทั้ง 4 อัน โดยเริ่มจากการนำเหล็กตัวยูตัดขนาดยาว 280 มิลลิเมตรทำการวัดจากด้านใดก็ได้ระยะ 100 มิลลิเมตรทำการตัดให้เหลือด้านข้างไว้ หลังจากนั้นตัดให้ได้ 90 องศา ส่วนอีกด้านวัดเข้ามา 50 มิลลิเมตรทำการตัดด้านข้างออกเพื่อเหลือส่วนบนไว้เชื่อมกับโครง หลังจากนั้นตัดเหล็กมาเชื่อมในส่วนช่องที่ตัดออกไป ตัดท่อนขนาดหนึ่ง นิ้วเพื่อเชื่อมสำหรับบังคับสปริงให้อยู่บนขา



รูปที่ 3.27 รูปแสดงระยะที่เชื่อมต่อและระยะต่าง ๆ ของแขน



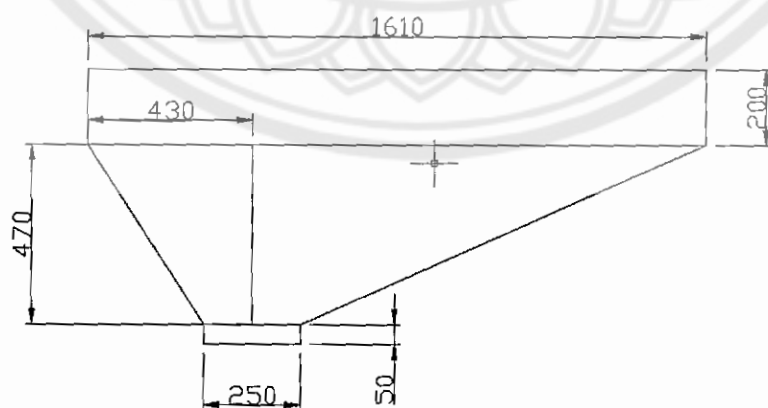
รูปที่ 3.28 รูปแขนหลังจากการเชื่อมเรียบร้อยแล้ว



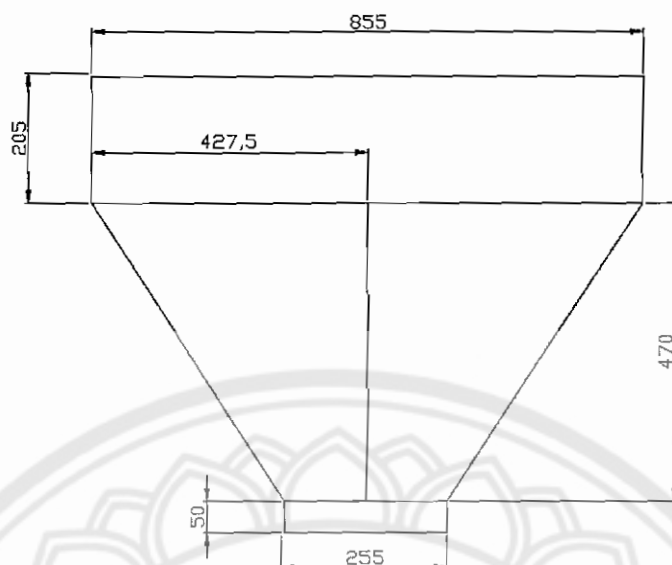
รูปที่ 3.29 รูปแสดงโครงสร้างของเครื่องร่อนกระดุกปลา

3.5.2 ขั้นตอนการเตรียมชิ้นงานและประกอบในส่วนของกระบะ

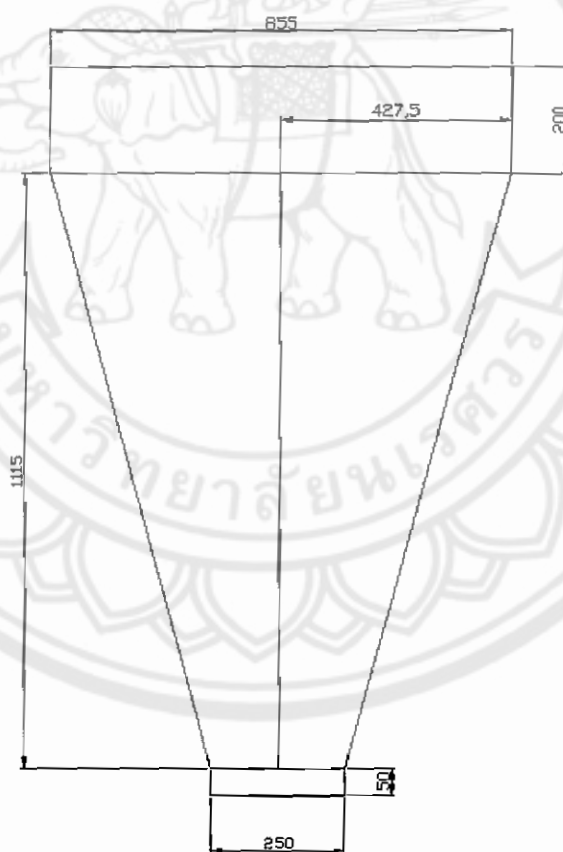
จากความต้องการความยาวของกระบะให้มีระยะการเคลื่อนที่ของปลาเพิ่มมากขึ้น โดยเราจะนำเครื่องวางระหว่างเครื่องอบแห้งทั้งสองตัว ดังนั้นการออกแบบกระบะจึงเป็นส่วนสำคัญในการวางเครื่อง โดยจะวางเครื่องร่อนวางระหว่างเครื่องอบแห้งระยะห่าง 2.50 เมตร ดังนั้นจึงจะออกแบบเครื่องให้ยาว 1.50 เมตร ส่วนที่เหลือจะไว้สำหรับการขนย้ายกระดุกออกไป แต่เมื่อสั่งแผ่นสแตนเลสขนาด 5 X 10 ฟุต หนา 3 มิลลิเมตร จากการเขียนแบบที่วาดไว้พบว่ายังมีพื้นที่เหลือจึงได้เพิ่มขนาดความยาวของกระบะเพิ่มได้อีก แบบกระบะจึงได้ออกมาดังรูป



รูปที่ 3.30 รูปแสดงขนาดด้านข้างของกระบะจำนวน 2 ชิ้น

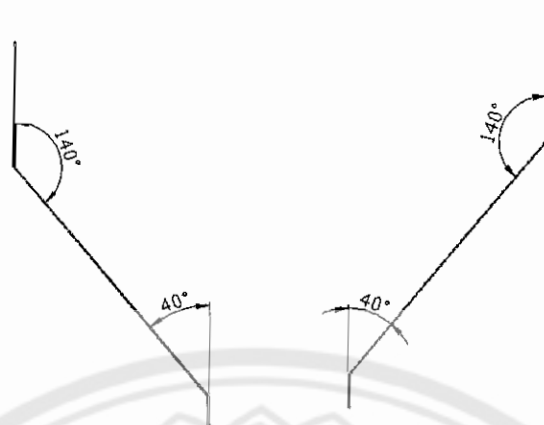


รูปที่ 3.31 รูปแสดงขนาดด้านหน้าของกระบะ จำนวน 1 ชิ้น

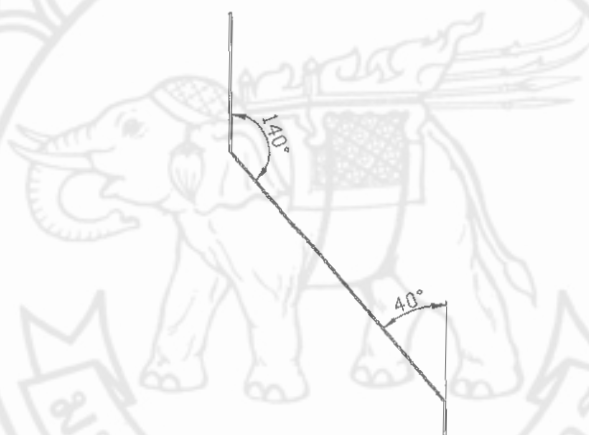


รูปที่ 3.32 รูปแสดงขนาดด้านหลังของกระบะ จำนวน 1 ชิ้น

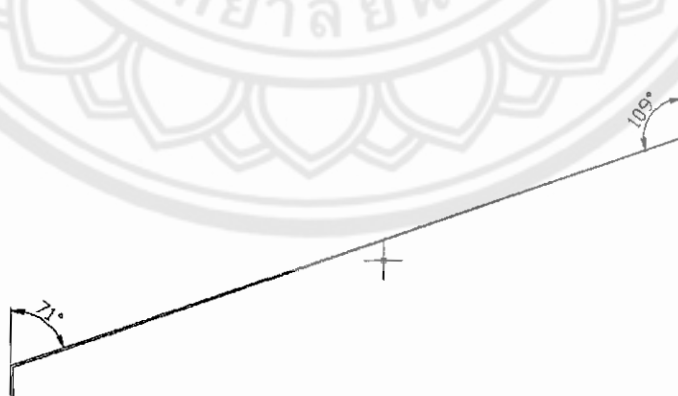
หลังจากนั้นใช้เครื่องตัด Plasma ตัดแผ่นสแตนเลสที่เขียนไว้ตามแบบ และนำแผ่นที่ตัดพับ โดยใช้เครื่อง Press Break ตามมูมดังนี้



รูปที่ 3.33 รูปแสดงการพับแผ่นสแตนเลสขึ้นด้านข้างทั้งสองแผ่น

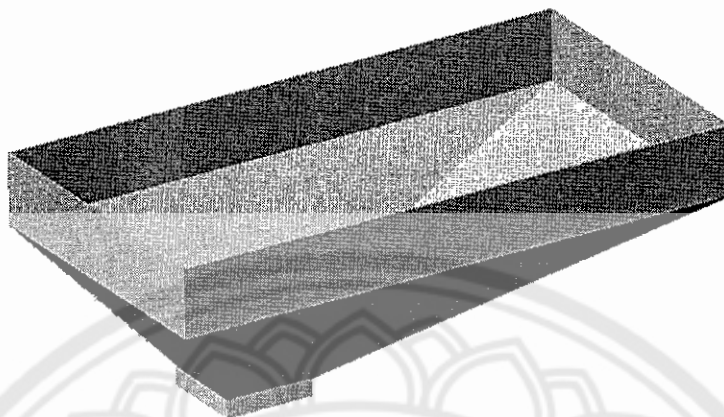


รูปที่ 3.34 รูปแสดงการพับแผ่นสแตนเลสขึ้นด้านหน้า

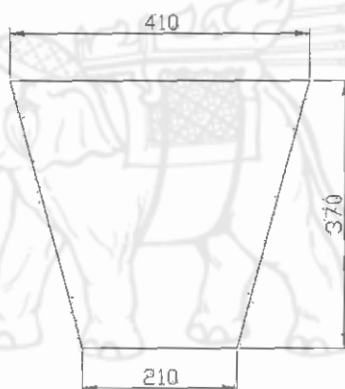


รูปที่ 3.35 รูปแสดงการพับแผ่นสแตนเลสขึ้นด้านหลัง

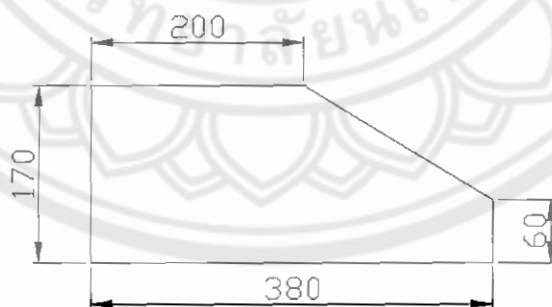
หลังจากนั้นทำการประกอบทั้ง 4 ชั้นเพื่อขึ้นรูปเป็นกระบะโดยเชื่อมด้วยเครื่องเชื่อมอาร์กอน



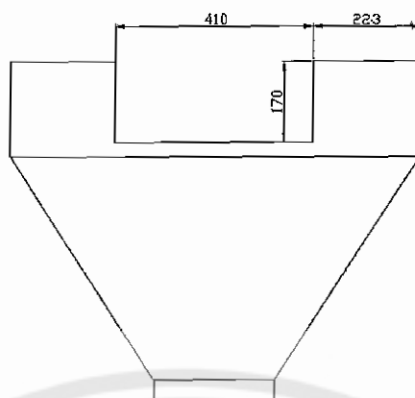
รูปที่ 3.36 รูปแสดงกระบะหลังการประกอบแผ่นสแตนเลสทั้ง 4 แผ่นเรียบร้อยแล้ว
หลังจากการเชื่อมเรียบร้อยแล้วทำการตัดแผ่นสแตนเลสเพื่อเป็นทางออกของกระดุก ดังนี้



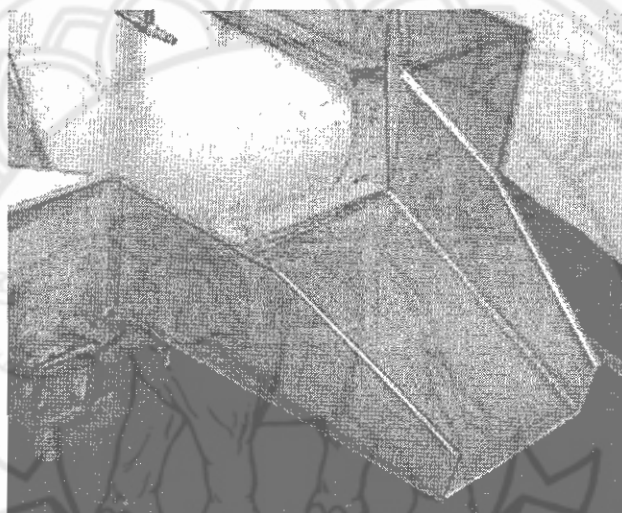
รูปที่ 3.37 รูปแสดงขนาดแผ่นสแตนเลสทางออกของกระดุกแผ่นล่าง



รูปที่ 3.38 รูปแสดงขนาดแผ่นสแตนเลสทางออกของกระดุกแผ่นข้าง
ทำการเชื่อมประกอบกันหลังจากนั้นทำการตัดส่วนหน้าของกระบะเพื่อใส่ปากทางออก
ของกระดุกดังรูป

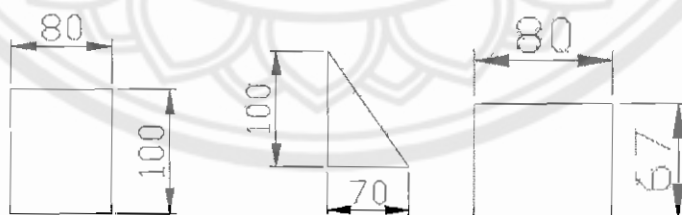


รูปที่ 3.39 รูปแสดงตำแหน่งที่ตัดกระบอกทางด้านหน้าเพื่อใส่ปากทางออกกระดุก



รูปที่ 3.40 รูปแสดงหลังการเชื่อมปากทางออกกระดุกเรียบร้อยแล้ว

ขั้นตอนต่อไปสร้างฐานสำหรับเป็นที่ใส่สปริงยกกระบอกมีทั้งสิ้น 4 จุด มีด้านหน้า 2 จุด และด้านหลัง 2 จุด ฐานกระบอกด้านหน้าทำการตัดแผ่นสแตนเลสจำนวน 4 แผ่น ทั้งสิ้น 2 ชุด มีดังนี้



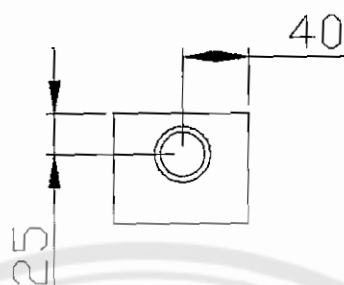
รูปที่ 3.41 รูปแสดงชิ้นส่วนของฐานใส่สปริงด้านหน้า

รูปด้านซ้าย ด้านหน้า จำนวน 1 ชิ้น

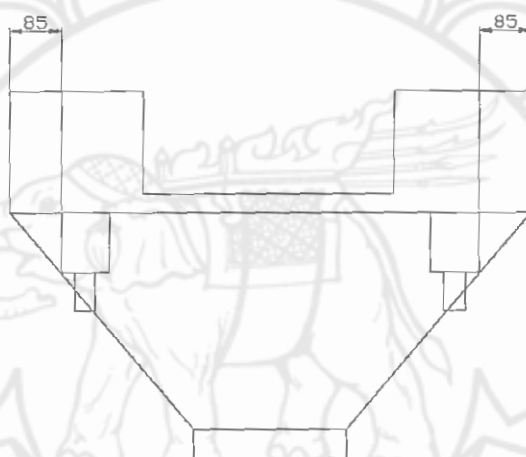
รูปกลาง แผ่นด้านข้าง จำนวน 2 ชิ้น

รูปด้านซ้าย แผ่นด้านล่าง จำนวน 1 ชิ้น

เมื่อเชื่อมเรียบร้อยแล้วทำการเชื่อมต่อซึ่งจะเป็นแกนสวมเพื่อใส่กับสปริง ตำแหน่งของการเชื่อมต่อ แสดงดังรูป



รูปที่ 3.42 รูปแสดงตำแหน่งการเชื่อมต่อของฐานใส่สปริงด้านหน้ากระบะ

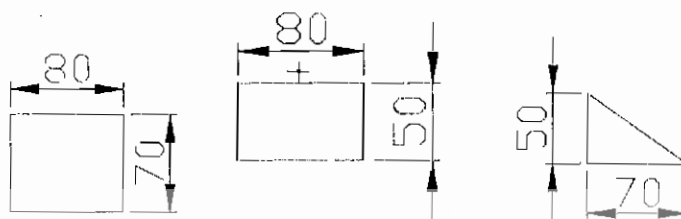


รูปที่ 3.43 รูปแสดงตำแหน่งการเชื่อมฐานใส่สปริงติดกับตัวกระบะ



รูปที่ 3.44 รูปแสดงการเชื่อมติดกับกระบะ

ทำการเชื่อมฐานใส่สปริงทางด้านหลังฐานกระบะด้านหน้า โดยทำการตัดแผ่นสแตนเลสจำนวน 4 แผ่น ทั้งสิ้น 2 ชุด มีดังนี้



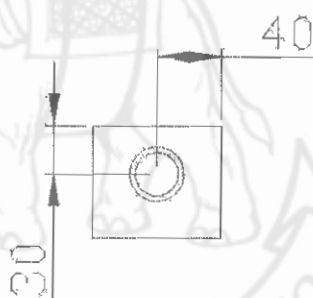
รูปที่ 3.45 รูปแสดงชิ้นส่วนของฐานใส่สปริงด้านหลัง

รูปด้านซ้าย แผ่นด้านล่าง จำนวน 1 ชิ้น

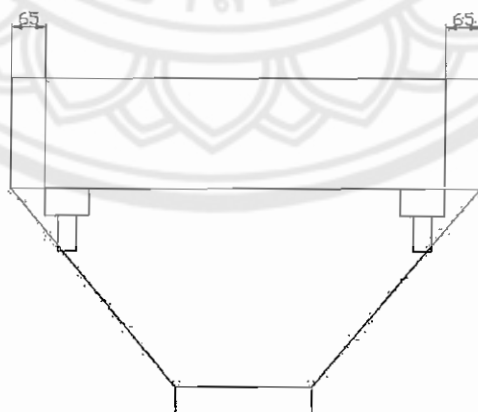
รูปกลาง แผ่นด้านหน้า จำนวน 1 ชิ้น

รูปด้านซ้าย แผ่นด้านข้าง จำนวน 2 ชิ้น

เมื่อเชื่อมเรียบร้อยแล้วทำการเชื่อมต่อซึ่งจะเป็นแกนสวมเพื่อใส่กับสปริง ตำแหน่งของการเชื่อมต่อ แสดงดังรูป



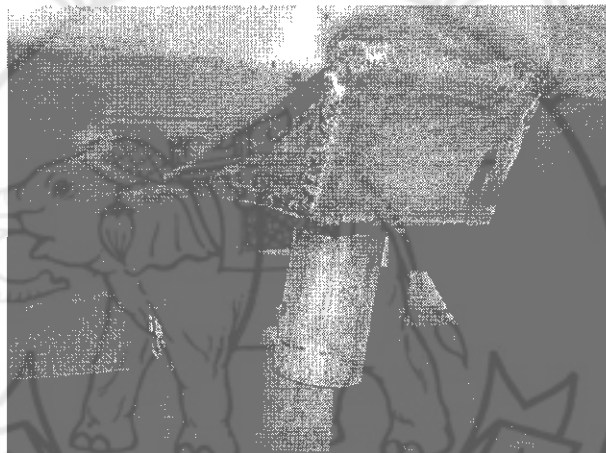
รูปที่ 3.46 รูปแสดงตำแหน่งการเชื่อมต่อของฐานใส่สปริงด้านหลังกระบะเชื่อมติดกับกระบะด้านหลังที่ตำแหน่งดังรูป



รูปที่ 3.47 รูปแสดงตำแหน่งการเชื่อมฐานใส่สปริงติดกับกระบะ

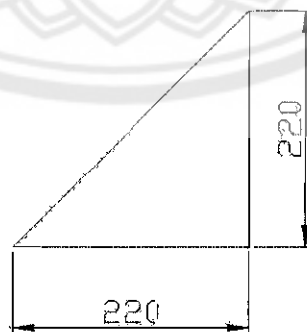


รูปที่ 3.48 รูปแสดงตำแหน่งการเชื่อมติดกับกระบะด้านหลังด้านซ้าย



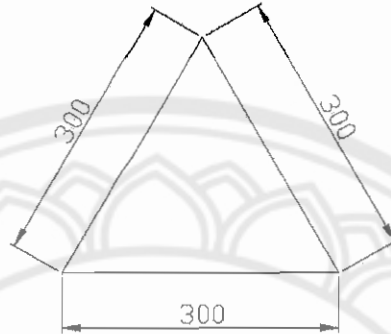
รูปที่ 3.49 รูปแสดงตำแหน่งการเชื่อมติดกับกระบะด้านหลังด้านขวา

ทำการเชื่อมเสริมความแข็งแรงของกระบะด้านหน้าและเป็นการบังคับให้กระดุกปลา
ออกทางด้านทางออกด้วย เริ่มโดยการตัดแผ่นสแตนเลสรูปสามเหลี่ยมมุมฉากขนาดดังรูป
จำนวน 2 แผ่น

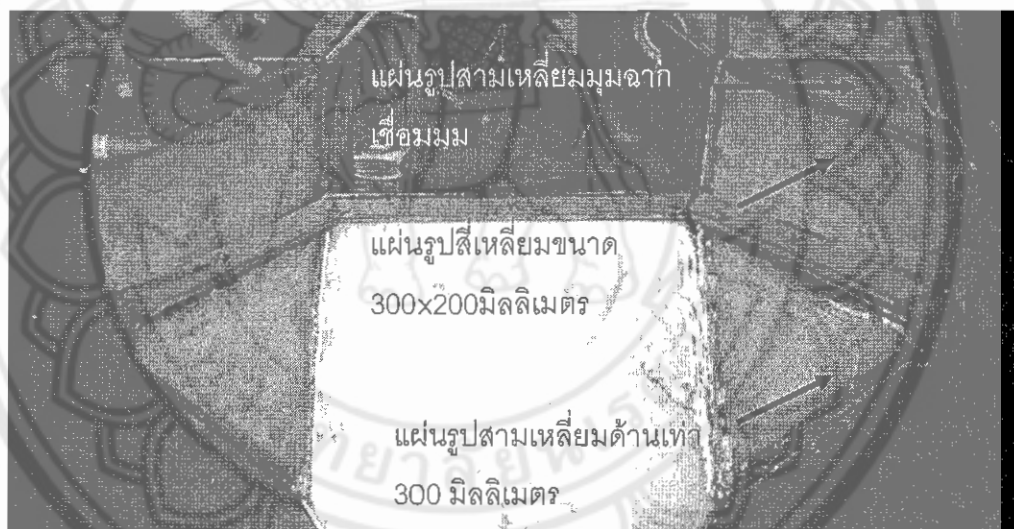


รูปที่ 3.50 รูปแสดงขนาดของแผ่นเสริมความแข็งแรงที่มุมด้านหน้ากระบะ

หลังจากนั้นทำการติดที่มุมทั้งสองของกระเบะ ทำการตัดแผ่นสแตนเลสรูปสี่เหลี่ยมขนาด 300 X 200 มิลลิเมตร จำนวน 2 แผ่น เพื่อเชื่อมปิดขอบด้านใน แต่ยังมีส่วนช่องว่างทางด้านล่าง จึงต้องตัดแผ่นสแตนเลสรูปสามเหลี่ยมด้านเท่าจำนวน 2 แผ่น ขนาด 300 มิลลิเมตร จำนวน 2 แผ่นติดดังรูป

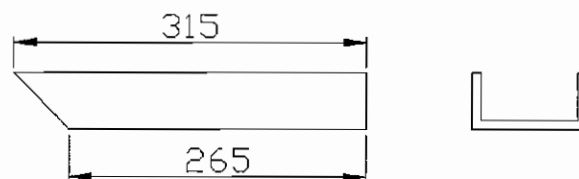


รูปที่ 3.51 รูปแสดงแผ่นสามเหลี่ยมด้านเท่าเชื่อมปิดด้านล่าง



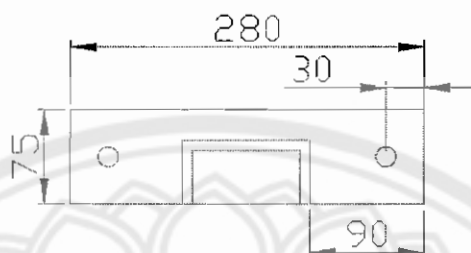
รูปที่ 3.52 รูปแสดงการเชื่อมของแผ่นที่นำมาเสริม

สร้างขาของกระเบะเพื่อติดตั้งตุ้กดึงที่จะสวมเข้ากับเพลายึดศูนย์ ทำการตัดเหล็กตัว U ขนาด 4 X 2 นิ้ว ขนาดดังรูป จำนวน 2 ชิ้น

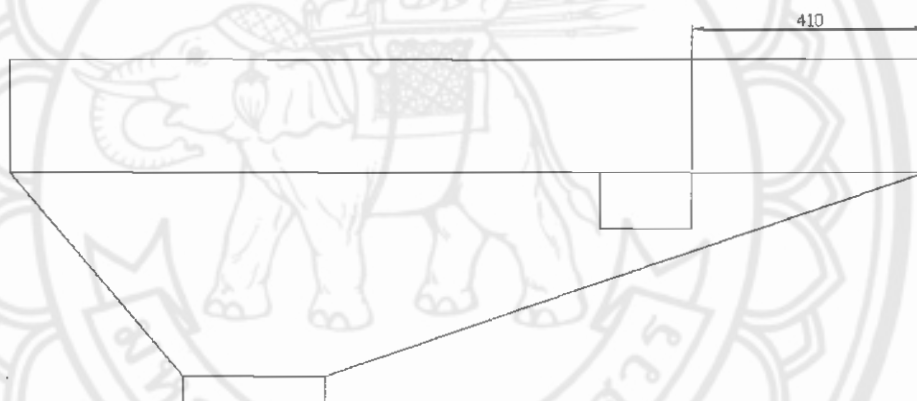


รูปที่ 3.53 รูปแสดงขนาดของขากระเบะ

ตัดแผ่นเหล็กเพื่อเป็นฐานยึดกับตัวตุ๊กตา แผ่นเหล็กที่ใช้ขนาดความหนา 10 มิลลิเมตร กว้าง X ยาว เท่ากับ 280 X 75 มิลลิเมตร จำนวน 2 ชิ้น ขนาดดังรูป ทำการเจาะรูเพื่อยึดตุ๊กตา ขนาดรู 18 มิลลิเมตร เสร็จแล้วทำการเชื่อมยึดติดกับเหล็กรูปตัวยูลักษณะดังรูป



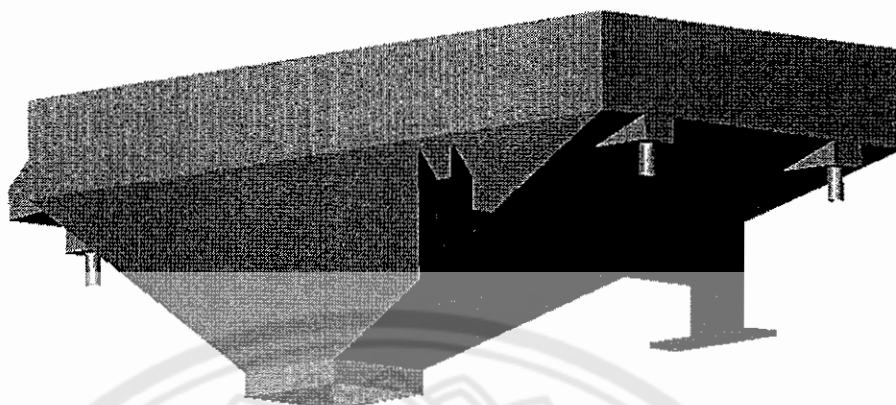
รูปที่ 3.54 รูปแสดงขนาดของเหล็กแผ่นและตำแหน่งการเชื่อมติดกับเหล็กตัวยู
ตัดแผ่นสแตนเลสรูปสี่เหลี่ยมผืนผ้าเพื่อเชื่อมติดกับกระบะก่อนเชื่อมขาติด เพื่อเสริมความแข็งแรง ขนาด 160 X 100 มิลลิเมตร ทำการเชื่อมที่ตำแหน่งดังรูป



รูปที่ 3.55 รูปแสดงตำแหน่งการเชื่อมแผ่นเสริม
เมื่อเชื่อมแผ่นเสริมเรียบร้อยแล้ว เชื่อมขาติดเข้าไปในตำแหน่งตรงกลางแผ่น หลังจากนั้นตัดเหล็กตัวยูเชื่อมระหว่างขาทั้งสองฝั่ง ขนาดของเหล็กดังรูป



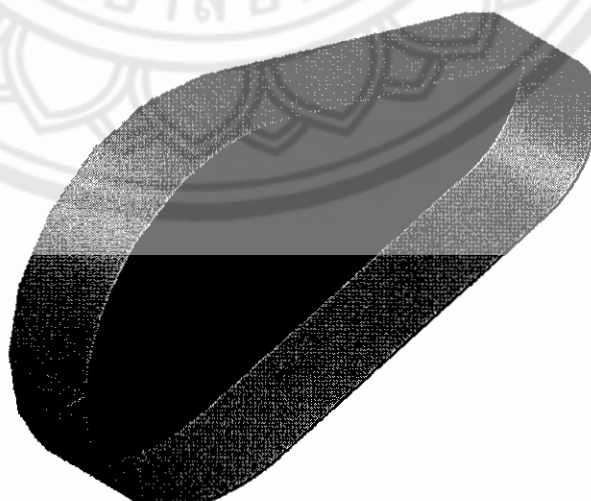
รูปที่ 3.56 รูปแสดงคานเหล็กระหว่างขาทั้งสอง



รูปที่ 3.57 รูปแสดงการเชื่อมคานเหล็กและขากระบะทั้งสอง

3.5.3 ขั้นตอนการเตรียมชิ้นงานและประกอบในส่วนของฝาครอบสายพาน

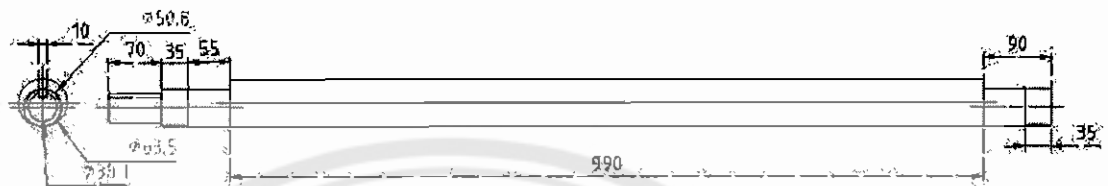
ให้ทำการขยับมอเตอร์ออกจากเพลายेंงศูนย์ เพื่อหาระยะห่างมากที่สุดที่สามารถตั้งสายพานได้โดยไม่ติดฝาครอบสายพาน ระยะที่ได้คือ 300 มิลลิเมตร ทำการเขียนแบบลงในแผ่นสแตนเลสหนา 3 มิลลิเมตรโดยระยะห่าง 300 มิลลิเมตร ปลายอีกด้านวาดวงกลมขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 150 มิลลิเมตร อีกด้านวาดวงกลมขนาด 320 มิลลิเมตร เขียนเส้นสัมผัสวงกลมทั้งสองเส้น ทำการตัดด้วยเครื่องตัด Plasma หลังจากนั้น ตัดแผ่นสแตนเลสหนา 3 มิลลิเมตร ยาว 1365 มิลลิเมตร กว้าง 80 มิลลิเมตรทำการัดเข้ารูปกับขอบของแผ่น เชื่อมด้วยเครื่องเชื่อมอาร์กอนให้รอบ สำหรับขาของฝาครอบติดตั้งโดยทำการลองประกอบฝาครอบสายพานเพื่อดูการเสียดสีถ้าไม่เสียดสีให้ทำตำแหน่งติดตั้งขายึดกับโครงเครื่องร่อนไว้แล้วจึงเชื่อมขา หากเสียดสีให้ทำการขยับเพื่อหาตำแหน่งที่เหมาะสม



รูปที่ 3.58 รูปแสดงการดัดป้องกันอันตรายจากสายพาน

3.5.4 ขั้นตอนการเตรียมชิ้นงานและประกอบในส่วนประกอบต่างๆ

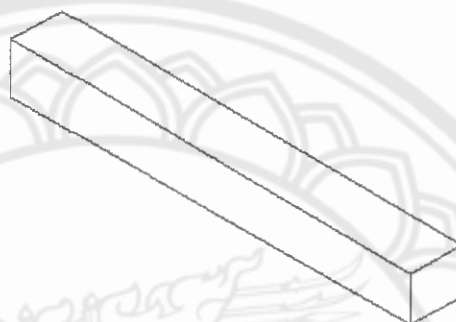
- 1) ทำการเขียนแบบเพื่อสั่งให้ผู้รับเหมาด้านนอกกลึงเพลลา ขนาดดังรูป



รูปที่ 3.59 รูปขนาดของเพลลาเยื้องศูนย์

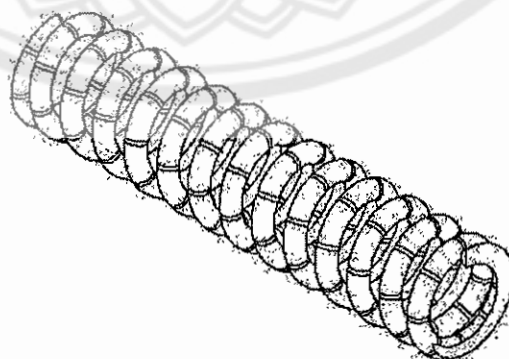
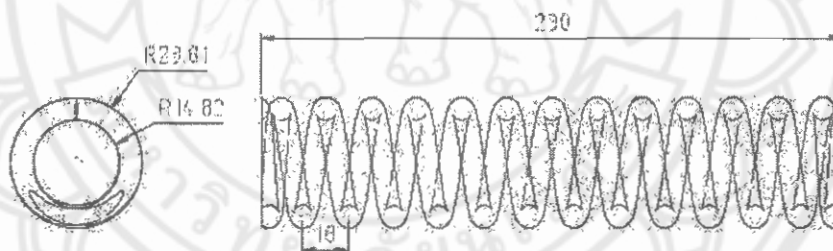
นำเพลลาขนาด 2.5 นิ้วความยาวรวม 1240 มิลลิเมตร ทำการกลึงทางปลายด้านขวาให้เหลือเส้นผ่านศูนย์กลาง 2 นิ้ว ยาว 90 มิลลิเมตร และด้านซ้ายยาว 160 มิลลิเมตร โดยทำการกลึงต้องใช้เครื่องกลึงที่เป็นหัวจับอิสระเพื่อขยับจุดศูนย์กลางของเพลลาได้เพื่อกลึงให้เกิดจุดหมุนของเพลลาเปลี่ยนไป ด้านขวาทำเกลียวจากปลายเข้ามา 35 มิลลิเมตร ด้านซ้ายนั้นกลึงให้เล็กลงอีกจนเหลือเส้นผ่านศูนย์กลาง 1.5 นิ้ว ยาว 70 มิลลิเมตรจากปลาย หลังจากนั้นทำร่องลึ่มขนาดกว้าง 10 มิลลิเมตร ลึก 5 มิลลิเมตร ร่องมีความยาว 70 มิลลิเมตรจากปลาย ทำเพื่อให้ลึ่มเข้ากับพูลเลย์ ในส่วนของเพลลาขนาด 2 นิ้ว ทำเกลียวเข้ามา 35 มิลลิเมตร เป็นอันเรียบร้อยในส่วนของเพลลาเยื้องศูนย์

2) สร้างลิ้มเพื่อใส่พุลเลย์เข้ากับเพลายึดศูนย์



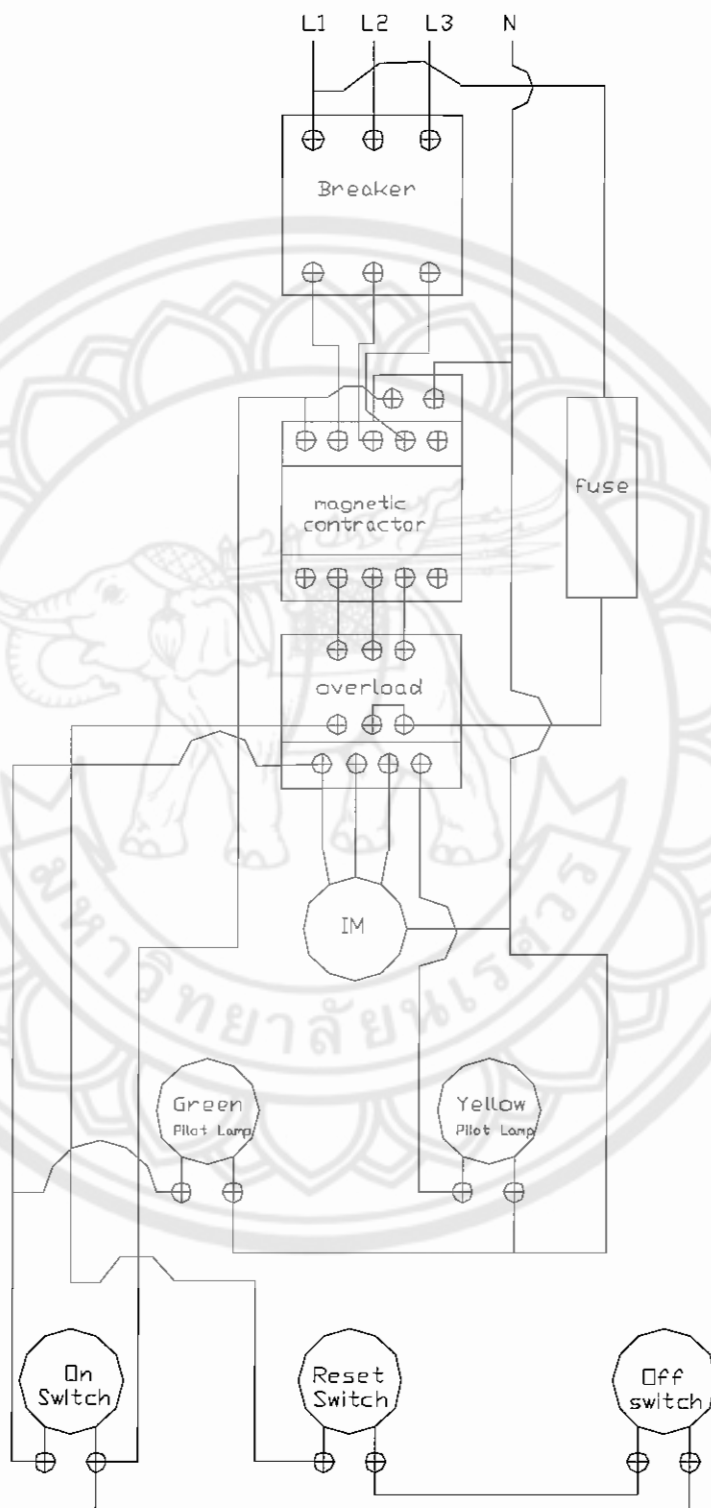
รูปที่ 3.60 รูปแสดงลิ้มที่ใส่ระหว่างเพลายึดศูนย์และพุลเลย์ตาม

3) สปริงสำหรับรองรับฐานกระบะมีขนาดดังนี้

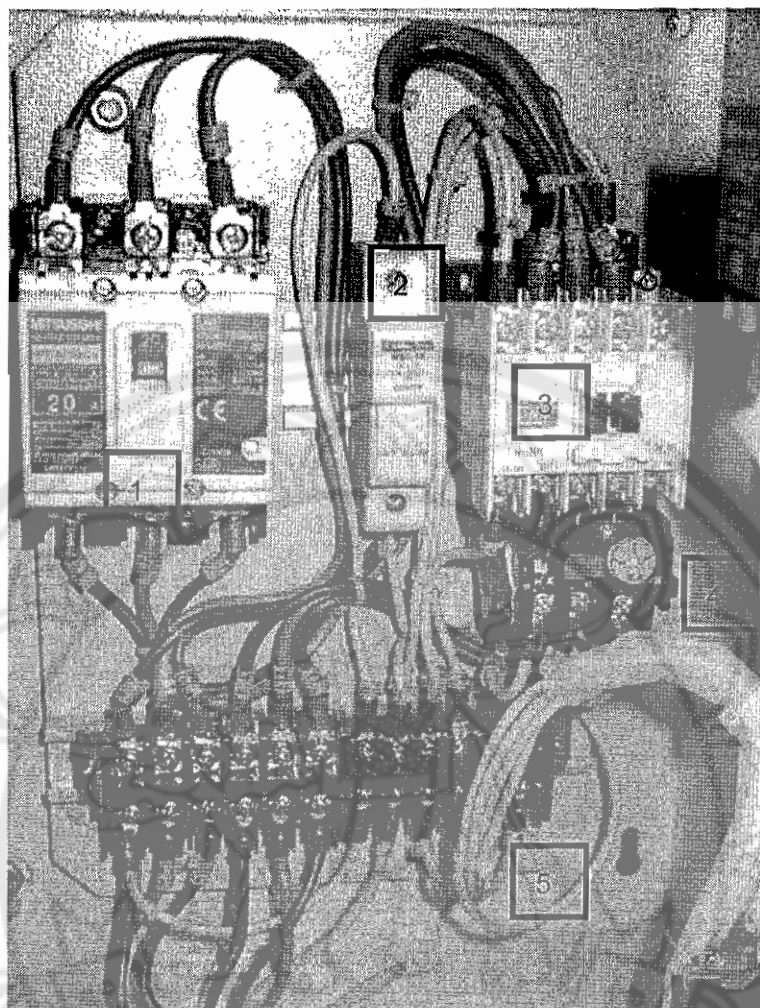


รูปที่ 3.61 รูปแสดงขนาดของสปริงรองรับกระบะที่ใช้ทั้ง 4 ตัว

3.6 วงจรไฟฟ้าและส่วนประกอบในตู้ไฟ



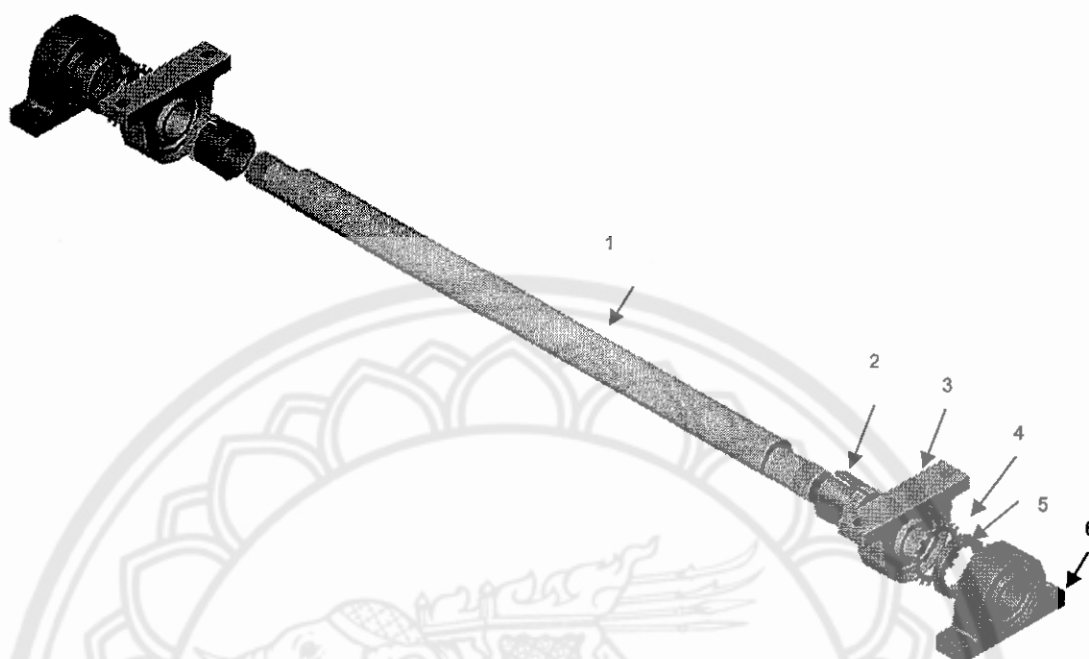
รูปที่ 3.59 รูปแสดงการต่อวงจรไฟฟ้าของเครื่องร่อนกระดุกปลา



รูปที่ 3.63 รูปแสดงการต่อวงจรไฟฟ้าในตู้ไฟที่เสร็จเรียบร้อยแล้ว
ตารางที่ 3.1 ตารางแสดงรายชื่ออุปกรณ์ภายในตู้ไฟ

หมายเลข	ชื่อชิ้นส่วน
1	เบรกเกอร์
2	ฟิวส์
3	แมกเนติกส์ คอนแทคเตอร์
4	โอเวอร์โหลด
5	เทอร์มินัล

3.7 ขั้นตอนการประกอบเครื่องร่อนกระดูกปลา

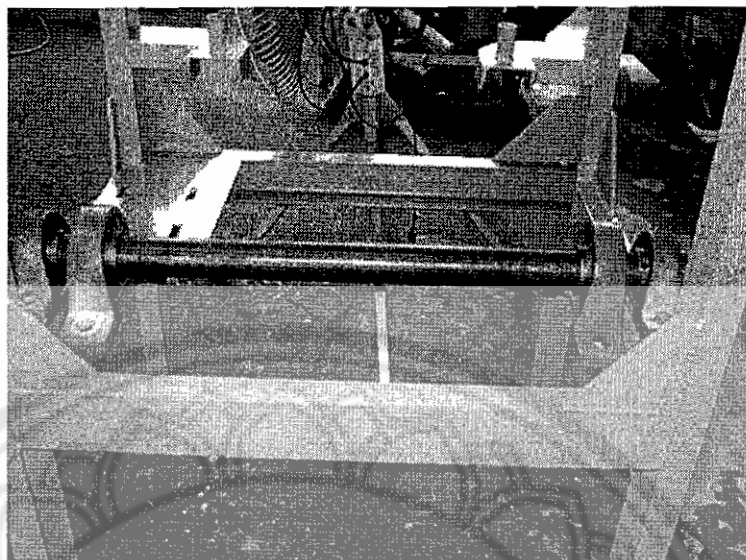


รูปที่ 3.64 รูปแสดงการประกอบในส่วนเพลายี่งศูนย์

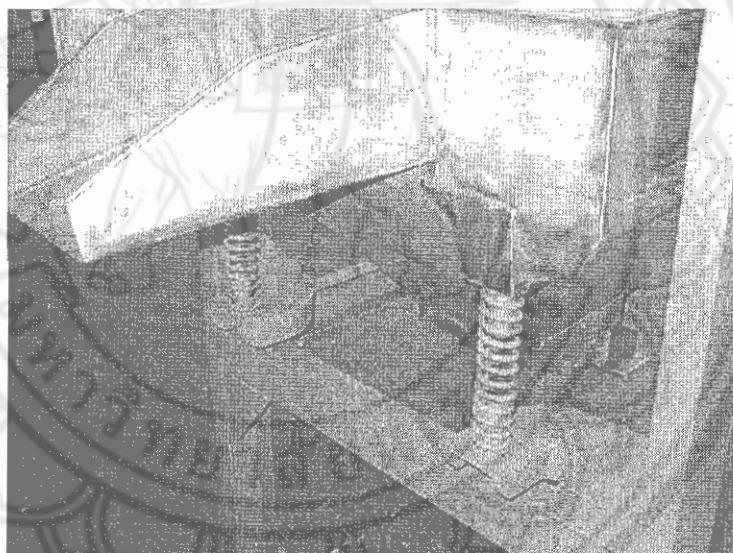
ตารางที่ 3.2 ตารางแสดงรายชื่อชิ้นส่วนของเพลายี่งศูนย์

หมายเลข	ชื่อชิ้นส่วน
1	ปลอกรัดเพล่า SKF HE2315 2.5 นิ้ว
2	ตุ๊กตา SKF SY 511 M พร้อมตลับลูกปืน
3	ตุ๊กตา ASAHI P215 พร้อมตลับลูกปืน
4	แหวนล้อค
5	แป้นเกลียวล้อค
6	เพลายี่งศูนย์

ในการประกอบส่วนของเพลายี่งศูนย์นั้นหมายเลข 3 ตุ๊กตา ASAHI P215 พร้อมตลับลูกปืน ทำหน้ายึดติดกับกระบะ สำหรับตุ๊กตาดังนี้ต้องการให้หมุนตามเพล่าจึงต้องใส่ปลอกรัดเพล่าเข้าไป เรียบร้อยแล้วใส่แหวนล้อค แป้นเกลียวล้อค เพื่อขันให้ปลอกรัดเพล่าที่มีลักษณะเป็นเทเปอร์รัดเพล่ากับตุ๊กตาให้พอขยับได้ (ขันแน่นหลังประกอบเรียบร้อย) หลังจากนั้นใส่ตุ๊กตา ASAHI P215 พร้อมตลับลูกปืน เพื่อใส่เข้ากับโครงของเครื่องร่อนต่อไป



รูปที่ 3.65 รูปแสดงการติดตั้งเพลายี่งศูนย์



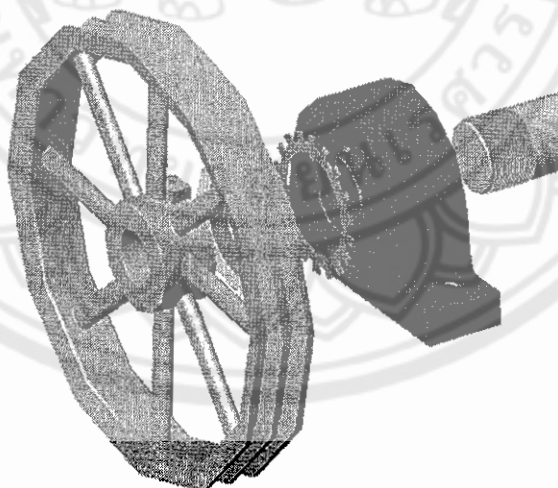
รูปที่ 3.66 รูปแสดงการประกอบกระบอกกับโครงสร้าง

โครงเครื่องฯ ที่ทำการเชื่อมขาใส่สปริงแล้ว ทำการใส่สปริงเข้ากับขาทั้งสองข้างหลังจากนั้นนำ กระบอกที่เชื่อมเรียบร้อยแล้วประกอบเข้าด้วยกันโดยใส่ขาใส่สปริงของที่กระบอกเข้ากับสปริงที่โครง เครื่องฯ หลังจากนั้นนำในส่วนของเพลายี่งศูนย์มาติดตั้งโดยใส่แหวนล็อกและแป้นเกลียวเมื่อ ขันน็อตแน่นทั้งสองด้านแล้วแล้วจึงทำการทำการขัน ตู๊กตา ASAHI P215 พร้อมตลับลูกปืนเข้า กับโครง หลังจากนั้นทำการหมุนตูกตา ASAHI P215 พร้อมตลับลูกปืนให้เข้ากับขากระบอกทำการ

ขยับให้เข้าตำแหน่งทั้งสองด้านทำการขันให้แน่น หลังจากขันแป้นเกลียวของปลอกรัดเพลลาให้แน่น



รูปที่ 3.67 รูปแสดงการใส่ตึกตาส่วนของ Eccentric เข้ากับขากระปะ



รูปที่ 3.68 รูปแสดงการใส่พูลเลย์ตามในส่วนของเพลลาเยื้องศูนย์

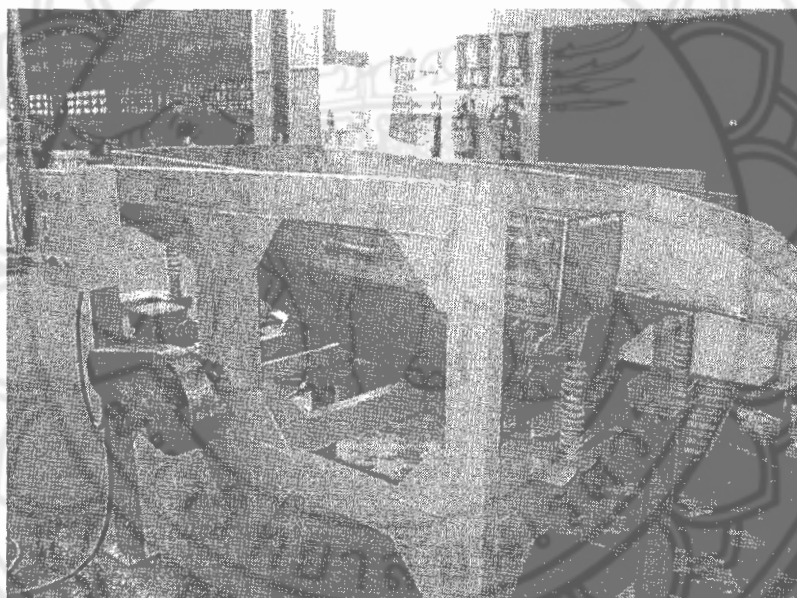
หลังจากทำการประกอบในส่วนของเพลลาเยื้องศูนย์เข้ากับโครงเครื่องเรียบร้อยแล้ว ใส่ในส่วนของพูลเลย์ตามที่ได้รับแรงจากมอเตอร์ เพลลาเยื้องศูนย์จะมีร็องลิ้มทำการใส่พูลเลย์เข้ากับเพลลาฯ

หลังจากนั้นใส่ลิ่มที่ทำขึ้น ก่อนใส่ควรหยอดน้ำมันเล็กน้อย หลังจากนั้นเมื่อวัดระยะได้แล้วทำการตอกลิ่มเข้าไปในร่องลิ่มให้แน่นพอสมควรขันน็อตที่พูลเลย์เพื่อยึดให้ลิ่มไม่คลายตัว

จัดการใส่มอเตอร์เข้ากับโครงเครื่อง มอเตอร์ขันน็อตฐานให้แน่นพอที่จะขยับมอเตอร์ได้ ใส่พูลเลย์ขับเคลื่อนเข้ากับมอเตอร์ ใส่สายพาน V ร่อง B – 45 จำนวน 2 เส้น ทำการปรับตั้งจนได้ความตึงของมอเตอร์จึงขันน็อตยึดมอเตอร์ทั้งสี่ตัวให้แน่น

หลังจากนั้นติดตั้งตู้ไฟทำการติดอุปกรณ์เรียบร้อยแล้วเจาะรูของโครงและตู้ไฟโดยดูตำแหน่งที่เหมาะสม ยึดน็อตให้แน่นทำการต่อสายไฟเข้ากับมอเตอร์

ติดตั้งการ์ดป้องกันอันตรายจากมอเตอร์โดยเจาะรูของโครงและนำการ์ดไปติดขันน็อตยึดการ์ดให้แน่น ทดลองเดินเครื่องเพื่อทดสอบว่าการ์ดเสียดสีหรือไม่ หากเสียดสีทำการดัดขาการ์ดจนกระทั่งไม่เกิดการเสียดสี



รูปที่ 3.69 รูปแสดงเครื่องร่อนหลังการประกอบเรียบร้อยแล้ว

3.8 ขั้นตอนการทดสอบ

ในการทำการทดสอบได้แบ่งการทดสอบออกเป็น 2 ชุดคือ ชุดแรกเป็นการทดสอบเพื่อหาคุณลักษณะของปลาที่ไม่ได้ทำการร่อนเพื่อหาเปอร์เซ็นต์ของกระดูกที่มีในปลาปน ความหนาแน่นของปลาปน และการกระจายตัวของขนาดปลาปน ชุดสองเป็นการทดสอบประสิทธิภาพของเครื่องร่อนเพื่อหาผลต่างของอุณหภูมิของปลาปนก่อนทำการร่อนและหลังร่อน อัตราการทำงาน และการปะปนของเนื้อปลาที่มีอยู่ในกระดูก การทดสอบชุดสองกำหนดพูลเลย์ขับเคลื่อน 4 นิ้ว แอมป์ลิจูด 6.35 มิลลิเมตร มีการเปลี่ยนพูลเลย์ตามทั้งสิ้น 3 ขนาดคือขนาด 7 , 9 และ 10 นิ้ว

เพื่อให้เพลายึดศูนย์หมุนด้วยความเร็วที่แตกต่างกันและทำให้กระบอกเคลื่อนที่ขึ้นลงเกิดความถี่ที่ 14.2 , 11.0 , 9.9 Hzตามลำดับ ขั้นตอนของการทดสอบมีดังนี้

3.8.1) ทดสอบเพื่อหาคุณลักษณะของปลาป่นที่ไม่ทำการร่อน

3.8.1.1) ขั้นตอนการทดสอบเพื่อหาเปอร์เซ็นต์ของกระดูกที่มีในปลาป่น

1. ทำการสุ่มดักปลาป่นมีกระดูกจากถังเก็บปลาขึ้นมาซึ่งน้ำหนักให้ได้ 0.5 kg
2. ทำการร่อนจนเหลือแต่เพียงกระดูก
3. ชั่งน้ำหนักของกระดูกปลาที่เหลือ
4. คำนวณเปอร์เซ็นต์ของกระดูกที่ปนอยู่ในเนื้อปลาจากสมการ

$$\text{เปอร์เซ็นต์ของกระดูกที่ปน} = \frac{\text{น้ำหนักกระดูกที่ทำกรร่อน}}{\text{น้ำหนักของปลาป่นที่มีกระดูกปน}} \times 100\%$$
5. บันทึกผลที่ได้ลงในตารางบันทึกผล
6. ทำการทดสอบซ้ำตั้งแต่ข้อ 1-5 โดยทำการทดสอบทั้งหมด 5 ครั้ง

3.8.1.2) ขั้นตอนการทดสอบเพื่อหาความหนาแน่นของปลาป่นที่มีกระดูก

1. ทำการสุ่มดักปลาป่นมีกระดูกใส่ภาชนะขนาด 74x77x56 มิลลิเมตร
2. ทำการชั่งน้ำหนักที่ได้ลงในตารางบันทึกผลการทดลอง
3. ทำการแทนค่าลงในสมการ

$$\rho = \frac{m}{v}$$

m คือ น้ำหนักที่นำการชั่ง

v คือ ปริมาตรของภาชนะเท่ากับ 0.000319 m³

4. ทำการทดลองทั้งหมด 10 ครั้งเพื่อหาค่าเฉลี่ย

3.8.1.3) ขั้นตอนการทดสอบเพื่อหาการกระจายตัวของปลาป่น

1. ทำการสุ่มดักปลาป่นมีกระดูกจากถังเก็บปลาขึ้นมาซึ่งน้ำหนักให้ได้ 100 g
2. ใส่ปลาป่นลงในตะแกรงชั้นบนสุดเพื่อนำไปใส่เครื่องสั่น
3. เรียงตะแกรงโดยขนาดจากรูจะมีขนาดใหญ่ไล่ขึ้นมาจนเล็กที่สุด ตามลำดับ คือ เริ่มเรียงตามเบอร์ตะแกรงจากเบอร์ 6 , 12 , 20 , 30 , 40 , 50 , 70 , 100 , 140 , 200 , 270 และที่ผ่านเบอร์ 270 ปิดตะแกรงเพื่อไม่ให้ปลาป่นหก
4. แล้วนำไปสั่นประมาณ 10 – 20 นาที
5. เสร็จแล้วชั่งน้ำหนักปลาป่นที่มีอยู่ในตะแกรงแต่ละอัน

6. นำข้อมูลที่ได้มากรอกลงตารางบันทึกผล
7. ทำการทดลองซ้ำตั้งแต่ข้อ 1-6 ใหม่อีก 3 ครั้ง เพื่อหาค่าเฉลี่ย

3.8.2) ทดสอบเพื่อหาประสิทธิภาพของเครื่องร่อนกระดูกปลา

3.8.2.1) ขั้นตอนการทดสอบเพื่อหาผลต่างของอุณหภูมิขาเข้าและขาออก

1. ใช้เครื่องวัดอุณหภูมิด้วยแสงอินฟราเรด (Infrared inspection or thermography) วัดอุณหภูมิปลาที่ขาเข้าและขาออกเครื่องร่อน
2. ทำการวัดอุณหภูมิทั้งหมด 5 ครั้ง เพื่อหาค่าเฉลี่ย
3. บันทึกผลที่ทำกรทดสอบลงในตารางบันทึกผล
4. ทำการทดสอบใหม่ตั้งแต่ข้อ 1-4
5. เมื่อทำการทดสอบเรียบร้อยแล้วทำการเปลี่ยนพูลเลย์ตามซึ่งทำการทดลองเช่นเดียวกัน

3.8.2.2) ขั้นตอนการทดสอบเพื่อหาอัตราการทำงาน

1. ปิดทางออกของกระดูกทางด้านหน้ากระบะ
2. ทำการชั่งน้ำหนักของปลาป่นแล้วทำการเติมให้เต็มกระบะ
3. ทำการเดินเครื่องร่อนจนกระทั่งเหลือแต่กระดูก
4. บันทึกผลที่ทำกรทดสอบลงในตารางบันทึกผล
5. ทำการทดสอบใหม่ตั้งแต่ข้อ 1-4 จำนวน 3 ครั้ง เพื่อหาค่าเฉลี่ย
6. เมื่อทำการทดสอบเรียบร้อยแล้วทำการเปลี่ยนพูลเลย์ตาม ซึ่งทำการทดลองเช่นเดียวกัน

3.8.2.3) ขั้นตอนการทดสอบเพื่อหาการปะปนปลาป่นในกระดูก

1. ทำการเก็บตัวอย่างกระดูกที่ร่อนออกมาจากปากกระบะของเครื่องร่อน
2. ชั่งน้ำหนักของกระดูกให้ได้ 100 g
3. ใส่กระดูกลงในตะแกรงชั้นบนสุดเพื่อนำไปใส่เครื่องสั่น
4. เรียงตะแกรงโดยขนาดจากรูจะมีขนาดใหญ่ไล่ขึ้นมาจนเล็กที่สุด ตามลำดับ คือ เริ่มเรียงตามเบอร์ตะแกรงจากเบอร์ 6 , 12 , 20 , 30 , 40 , 50 , 70 , 100 , 140 , 200 , 270 และที่ผ่านเบอร์ 270 ปิดตะแกรงเพื่อไม่ให้ปลาป่นหก
5. แล้วนำไปสั่นประมาณ 10 – 20 นาที

6. ชั่งน้ำหนักกระดูกที่มีอยู่ในตะแกรงแต่ละชั้น
7. ชั่งน้ำหนักปลาป่นที่มีอยู่ในตะแกรงแต่ละชั้น
8. นำข้อมูลบันทึกลงตารางบันทึกผล
9. ทำการทดลองซ้ำตั้งแต่ข้อ 1-8 ใหม่อีก 3 ครั้ง เพื่อหาค่าเฉลี่ย
10. เมื่อทำการทดสอบเรียบร้อยแล้วให้ทำการเปลี่ยนพุลเลย์ตาม ซึ่งทำการทดลองเช่นเดียวกัน

