

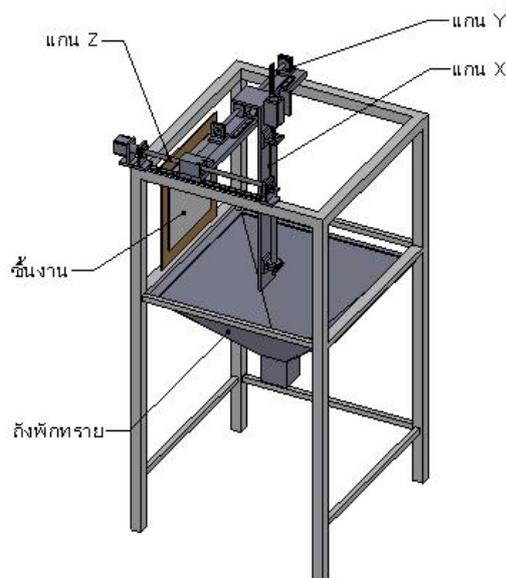
บทที่ 3

การออกแบบเครื่องพ่นทรายอัตโนมัติขนาดเล็ก

บทนี้กล่าวถึงการออกแบบเครื่องพ่นทรายอัตโนมัติขนาดเล็ก ไม่ว่าจะเป็นโครงสร้างของเครื่องพ่นทราย การคำนวณหาขนาดมอเตอร์ การเลือกใช้วัสดุอุปกรณ์ต่างๆ เพื่อนำมาใช้ในการสร้างและทดสอบเครื่องพ่นทรายอัตโนมัติขนาดเล็กนี้

3.1 โครงสร้าง

ในการสร้างเครื่องพ่นทรายอัตโนมัติจำเป็นต้องมีการวางแผนและศึกษาในเรื่องของวัสดุที่จะนำมาใช้ในการสร้างหรือประกอบเป็นตัวเครื่อง ทั้งนี้เพื่อให้ได้เครื่องพ่นทรายอัตโนมัติที่มีความเหมาะสมกับการใช้งาน มีความคงทน และน้ำหนักเบา สามารถเคลื่อนย้ายได้สะดวก ดังนั้นในส่วนของโครงสร้างเกือบทั้งหมดจึงเลือกใช้อะลูมิเนียมโปรไฟล์มาเป็นวัสดุหลักในการประกอบเป็นตัวเครื่อง เพราะเป็นวัสดุที่มีน้ำหนักเบา แข็งแรง และไม่เปราะแตกง่าย ไม่เป็นสนิม ทำการปรับเปลี่ยนรูปแบบได้ง่าย และมีความแข็งแรงกว่าอะลูมิเนียมแบบธรรมดา ซึ่งโครงสร้างคร่าวๆ ของเครื่องพ่นทรายอัตโนมัติขนาดเล็กที่ได้ออกแบบไว้แสดงดังภาพประกอบ 29



ภาพประกอบ 29 โครงสร้างของเครื่องพ่นทรายอัตโนมัติ

3.2 สเตปป์มอเตอร์

สำหรับการคำนวณเพื่อเลือกขนาดของสเตปป์มอเตอร์ในการขับเคลื่อนกลไกต่างๆ ของเครื่องฟันทรายอัตโนมัติผ่านบอลสกรูทั้ง 3 แกน คือ แกน X แกน Y และแกน Z สามารถคำนวณได้ โดยการพิจารณาจากพารามิเตอร์ต่างๆ ดังนี้

- มวลที่สเตปป์มอเตอร์ต้องขับเคลื่อนในแนวแกน X (M_x) เท่ากับ 4.5 kg
- มวลที่สเตปป์มอเตอร์ต้องขับเคลื่อนในแนวแกน Y (M_y) เท่ากับ 10 kg
- มวลที่สเตปป์มอเตอร์ต้องขับเคลื่อนในแนวแกน Z (M_z) เท่ากับ 15 kg
- มวลของตัวจับยึด (M_c) คือ 0.032 kg
- รัศมีวงนอกของตัวจับยึด (r_o) คือ 1.25×10^{-2} m
- รัศมีวงในของตัวจับยึด (r_i) คือ 4.75×10^{-3} m
- เส้นผ่านศูนย์กลางกลางของบอลสกรู (D) คือ 14×10^{-3} m
- ความหนาแน่นของบอลสกรู (ρ) คือ 7.83×10^3 kg/m³
- ความยาวของบอลสกรูในแต่ละแนวแกน (L_i) คือ 53.00×10^{-2} m
- ค่าประสิทธิภาพของบอลสกรู (η) คือ 0.96
- ค่าสัมประสิทธิ์แรงเสียดทานของบอลสกรู (μ) คือ 0.003
- ระยะพิทช์ของบอลสกรู (P) คือ 10×10^{-3} m
- ความเร่งเชิงเส้นใช้งาน (a) คือ 500 mm/s² และความเร่งเชิงมุม (α) คือ 314 rad/s²

3.2.1 แกน X

สำหรับการคำนวณเพื่อเลือกใช้สเตปป์มอเตอร์ในการขับเคลื่อนกลไกในแกน X สามารถคำนวณได้จากสมการในด้านล่างคือ

$$T_{1,x} = T_{\text{friction}} + (J_{\text{coupling}} + J_{\text{screw}} + J_{\text{reflect}}) \times \alpha$$

เมื่อ

$$T_{\text{friction}} = \frac{F_x \times P}{2\pi\eta}$$

เมื่อ

$$F_x = M_x g + M_x a$$

เมื่อ

$$J_{\text{coupling}} = \frac{M_c}{2} (r_i^2 + r_o^2)$$

เมื่อ

$$J_{\text{screw}} = \frac{M_b D^2}{8}$$

$$J_{\text{reflect}} = M_x \left(\frac{P}{2\pi} \right)^2$$

ดังนั้นเมื่อแทนค่าพารามิเตอร์ต่างๆ ในสมการจะได้ว่าค่าแรงบิดรวม $T_{l,x}$ ในแต่ละแนวแกนคือ

$$T_{l,x} = 8.63 \times 10^{-2} \text{ N.m}$$

สำหรับการเลือกใช้สเตปป์มอเตอร์จะต้องเลือกใช้สเตปป์มอเตอร์ที่มีค่า

$$J_{\text{rotor}} > \frac{(J_{\text{reflect}} + J_{\text{coupling}} + J_{\text{screw}})}{10}$$

ซึ่งในที่นี้ก็คือ

$$J_{\text{rotor}} > 2.99 \times 10^{-6} \text{ kg.m}^2$$

และสเตปป์มอเตอร์ที่เลือกใช้ต้องมีแรงบิดไม่น้อยกว่า

$$T_{\text{total}} > 8.63 \times 10^{-2} \text{ N.m}$$

3.2.2 แกน Y

สำหรับการคำนวณเพื่อเลือกใช้สเตปป์มอเตอร์ในการขับเคลื่อนกลไกในแกน Y สามารถคำนวณได้จากสมการในด้านล่างคือ

$$T_{1,y} = T_{\text{friction}} + (J_{\text{coupling}} + J_{\text{screw}} + J_{\text{reflect}}) \times \alpha$$

เมื่อ

$$T_{\text{friction}} = \frac{F_y \times P}{2\pi\eta}$$

เมื่อ

$$F_y = \mu M_y g + M_y a$$

เมื่อ

$$J_{\text{coupling}} = \frac{M_c}{2} (r_i^2 + r_o^2)$$

เมื่อ

$$J_{\text{screw}} = \frac{M_b D^2}{8}$$

$$J_{\text{reflect}} = M_y \left(\frac{P}{2\pi} \right)^2$$

ดังนั้นเมื่อแทนค่าพารามิเตอร์ต่างๆ ในสมการจะได้ว่าค่าแรงบิดรวม $T_{1,y}$ ในแต่ละแนวแกนคือ

$$T_{1,y} = 2.26 \times 10^{-2} \text{ N.m}$$

สำหรับการเลือกใช้สเตปป์มอเตอร์จะต้องเลือกใช้สเตปป์มอเตอร์ที่มีค่า

$$J_{\text{rotor}} > \frac{(J_{\text{reflect}} + J_{\text{coupling}} + J_{\text{screw}})}{10}$$

ซึ่งในที่นี้ก็คือ

$$J_{\text{rotor}} > 4.39 \times 10^{-6} \text{ kg.m}^2$$

และสเตปป์มอเตอร์ที่เลือกใช้ต้องมีแรงบิดไม่น้อยกว่า

$$T_{\text{total}} > 2.26 \times 10^{-2} \text{ N.m}$$

3.2.3 แกน Z

สำหรับการคำนวณเพื่อเลือกใช้สกรูปิ้งมอเตอร์ในการขับเคลื่อนกลไกในแกน Z สามารถคำนวณได้จากสมการในด้านล่างคือ

$$T_{1,z} = T_{\text{friction}} + (J_{\text{coupling}} + J_{\text{screw}} + J_{\text{reflect}}) \times \alpha$$

เมื่อ

$$T_{\text{friction}} = \frac{F_z \times P}{2\pi\eta}$$

เมื่อ

$$F_z = \mu M_z g + M_z a$$

เมื่อ

$$J_{\text{coupling}} = \frac{M_c}{2} (r_i^2 + r_o^2)$$

เมื่อ

$$J_{\text{screw}} = \frac{M_b D^2}{8}$$

$$J_{\text{reflect}} = M_z \left(\frac{P}{2\pi} \right)^2$$

ดังนั้นเมื่อแทนค่าพารามิเตอร์ต่างๆ ในสมการจะได้ว่า ค่าแรงบิดรวม $T_{1,z}$ ในแต่ละแนวแกนคือ

$$T_{1,z} = 3.09 \times 10^{-2} \text{ N.m}$$

สำหรับการเลือกใช้สกรูปิ้งมอเตอร์จะต้องเลือกใช้สกรูปิ้งมอเตอร์ที่มีค่า

$$J_{\text{rotor}} > \frac{(J_{\text{reflect}} + J_{\text{coupling}} + J_{\text{screw}})}{10}$$

ซึ่งในที่นี้ก็คือ

$$J_{\text{rotor}} > 5.65 \times 10^{-6} \text{ kg.m}^2$$

และสเตปป์มอเตอร์ที่เลือกใช้ต้องมีแรงบิดไม่น้อยกว่า

$$T_{\text{total}} > 3.09 \times 10^{-2} \text{ N.m}$$

ดังนั้น เพื่อความเหมาะสมทั้งในส่วนของค่าแรงบิดสูงสุดและค่าความเฉื่อยของสเตปป์มอเตอร์ รวมทั้งความสะดวกในการบำรุงรักษาและการทำงาน จึงเลือกใช้สเตปป์มอเตอร์เพื่อเป็นต้นกำลังในการขับเคลื่อนเครื่องพ่นทรายอัตโนมัติทั้งสามแนวแกนเป็นของบริษัท Oriental Motors รุ่น Vexta PK266-02A แสดงดังภาพประกอบ 30 โดยมีคุณสมบัติดังนี้

- | | |
|-----------------------------------|-------------------------------------|
| - แรงบิดสูงสุด | 1.17 N.m |
| - มุมองศาในการเคลื่อนที่แต่ละสเตป | 1.8° |
| - ขนาดของมอเตอร์ | 24 VDC (1.4 A/Phase) |
| - แรงเฉื่อยของสเตปป์มอเตอร์ | $300 \times 10^{-7} \text{ kg.m}^2$ |



ภาพประกอบ 30 สเตปป์มอเตอร์ของบริษัท Oriental Motors รุ่น Vexta PK266-02A

3.3 สกรูส่งกำลัง

ในส่วนของสกรูส่งกำลังนั้นเลือกใช้สกรูส่งกำลังแบบบอลสกรู เพราะมีประสิทธิภาพในการส่งกำลังสูง ทราบอายุการใช้งานที่แน่นอน เคลื่อนที่ได้ขี้นมึนวล มีผลกระทบทางความร้อนน้อย และมีขนาดเล็กกว่าแบบอื่นๆ เมื่อเทียบภาชนะน้ำหนักกระทำที่เท่ากัน โดยเลือกใช้บอลสกรูที่มีขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางขนาด 14 mm ระยะพิตซ์ของเกลียวเท่ากับ 10 mm และยาว 530 mm

3.4 รางนำเลื่อน

ในการประกอบแกนของเครื่องพ่นทรายอัตโนมัติจำเป็นต้องมีรางนำเลื่อนเป็นส่วนประกอบ ซึ่งรางนำเลื่อนนี้จะเป็นตัวประกอบอย่างดีในการเคลื่อนที่ของแกนและยังสามารถช่วยลดแรงต้านขณะสกรูเคลื่อนที่ ซึ่งงานวิจัยนี้ได้เลือกใช้รางนำเลื่อนแบบกลิ้งที่มีการนำลูกกลิ้งเป็นเม็ดลูกปัดหรือเม็ดทรงกระบอกมาใช้ เพื่อลดแรงเสียดทานที่เกิดขึ้น ซึ่งจะมีความลื่นมากกว่าแบบไถล และมีอายุการใช้งานที่ยาวนานกว่า

3.5 ทรายพ่น

ทรายที่เลือกใช้งานเป็นทรายชนิดซิลิคอนคาร์ไบด์ เพราะเป็นทรายที่มีความคมและแข็งที่สุด ในกลุ่มของทรายพ่นทุกชนิด พ่นผิวได้รวดเร็วกว่าทรายชนิดอื่นๆ ทำจากซิลิกาบริสุทธิ์ และผงถ่านปิโตรเลียมใช้ทำความสะอาดผิวงานที่มีพื้นผิวแข็งมากๆ เช่น ทังสเตนคาร์ไบด์ งานกระจก หรืองานที่ต้องการพ่นลึกลงไปใ้ผิวงาน ใช้แกะสลักกระจก หินแกรนิต และงานที่ต้องการกัดเซาะลึกๆ ใช้ขัดผิวงานทั่วไปได้ทุกชนิด

3.6 ปืนพ่นทราย

ปืนพ่นทรายที่เลือกใช้เป็นปืนพ่นทรายแบบดูด เพราะสามารถใช้กับงานพ่นทรายที่มีแรงดันไม่สูงมากและงานที่ต้องการความละเอียดได้ดี

3.7 เครื่องอัดอากาศ

ในการทดสอบการทำงานของเครื่องพ่นทรายอัตโนมัติจำเป็นต้องใช้เครื่องอัดลมในการสร้างแรงดันเพื่อช่วยขับเคลื่อนทรายให้ไปกระทบกับผิวชิ้นงานเป็นรูปร่างตามที่ได้ออกแบบไว้ ในงานวิจัยนี้จึงเลือกเครื่องอัดลมชนิดลูกสูบอัด 2 ชั้น ขนาดความจุ 94 litres 1 HP เพราะสามารถอัดอากาศและให้ความดันที่คงที่ หากลมอัดไม่เพียงพอจะทำให้เครื่องพ่นทรายเกิดการสะดุดและชิ้นงานที่ออกมาอาจเสียหายได้

3.8 ชุดควบคุมเครื่องฟันทรายอัตโนมัติ

3.8.1 บอร์ดควบคุมมอเตอร์

สำหรับบอร์ดควบคุมการทำงานของสเตปป์มอเตอร์ที่ใช้เป็นต้นกำลังของเครื่องฟันทรายอัตโนมัติในครั้งนี้เป็นบอร์ดของ Mach Drive NBA แสดงดังภาพประกอบ 31 ซึ่งเป็นบอร์ดรวมที่สามารถขับสเตปป์มอเตอร์ได้หลายแกน มีคุณสมบัติดังนี้

- บอร์ดเชื่อมต่อแบบแยกไฟแยกกราวด์ (Opto-Isolator Break Out Board)
- บอร์ดขับสเตปป์มอเตอร์แบบไบโพลาร์ และยูนิโพลาร์ ได้จำนวนถึง 5 แกน
- บอร์ดวงจรชาร์จปั๊มเพื่อป้องกันอุปกรณ์ไฟฟ้าทำงานด้วยตัวเอง (Charged Pump)
- บอร์ดโซลิดสเตตรีเลย์แบบซีโรครอสซึ่งจำนวน 2 ช่องทาง
- บอร์ดขยายสัญญาณเอาต์พุตเพื่อขับอุปกรณ์ต่อพ่วง เช่น รีเลย์หลอดไฟ



ภาพประกอบ 31 ชุดควบคุมการทำงาน Mach Drive NBA

(ที่มา: http://www.cncroom.com/index.php?main_page=products_all&disp_order=7&page=4)

3.8.2 โปรแกรมควบคุมการทำงาน

สำหรับโปรแกรมที่ใช้ในการควบคุมการทำงานของเครื่องฟันทรายอัตโนมัติในครั้งนี้คือโปรแกรม Mach3 ซึ่งเป็นตระกูลซอฟต์แวร์ที่ถูกพัฒนาขึ้นโดยบริษัท Newfangled Solutions สำหรับงานด้าน CNC เบื้องต้น และในเวลาต่อมาได้รับความนิยมและถูกนำไปใช้อย่างจริงจังในภาคอุตสาหกรรมขนาดย่อม

3.9 แหล่งจ่ายไฟ

สำหรับการใช้งานเครื่องฟันทรายอัตโนมัติจำเป็นต้องมีแหล่งจ่ายไฟเพื่อป้อนไฟเลี้ยงระบบต่างๆ ของเครื่อง โดยขนาดของแหล่งจ่ายไฟที่เลือกใช้สามารถคำนวณได้โดยพิจารณาจากส่วนประกอบต่างๆ ดังนี้

- บอร์ดควบคุมสามารถรับแรงดันไฟที่ 12 - 32 VDC และกระแสเท่ากับ 3 A
- สเตปปีงมอเตอร์รับแรงดันไฟที่ 24 V และมีกระแสเท่ากับ 1.4 A ดังนั้นจะได้ว่า กำลังของสเตปปีงมอเตอร์ 1 ตัว มีค่าเท่ากับ

$$\begin{aligned} \text{กำลังของสเตปปีงมอเตอร์} &= V \times I \\ &= 24 \times 1.4 \\ &= 33.6 \text{ W} \end{aligned}$$

สำหรับการเคลื่อนที่ของเครื่องฟันทรายอัตโนมัติพร้อมกันทั้ง 3 แขนแกน กำลังที่ต้องใช้ในการขับสเตปปีงมอเตอร์สูงสุดคือ

$$\text{กำลังขับสเตปปีงมอเตอร์สูงสุด} = 3 \times 33.6 = 100.8 \text{ W}$$

จากกำลังขับสเตปปีงมอเตอร์สูงสุดดังกล่าว และคุณสมบัติของบอร์ดควบคุมที่สามารถทนรับกระแสได้ 3 A จะได้ว่าขนาดของแหล่งจ่ายไฟที่เหมาะสมคือ

$$\text{แรงดันของแหล่งจ่ายไฟ (V)} = 100.8/3 = 33.6 \text{ VDC}$$

อย่างไรก็ตามจากขนาดของแหล่งจ่ายไฟที่คำนวณได้ เพื่อความสะดวกและเหมาะสมในการใช้งานจึงเลือกขนาดของแหล่งจ่ายไฟที่มีแรงดันไฟฟ้าระหว่าง 24 - 40 VDC และมีกระแสเท่ากับ 3 A ซึ่งมีความเหมาะสมกับบอร์ดและสเตปปีงมอเตอร์ที่เราได้นำมาใช้งานและเป็นค่าที่ใกล้เคียงกับค่าที่เราได้ทำการคำนวณไว้ข้างต้น ซึ่งถ้าใช้แรงดันและกระแสสูงกว่าที่ได้กล่าวมาข้างต้นอาจทำให้บอร์ดและสเตปปีงมอเตอร์เกิดความเสียหายได้