

บทที่ 3

การออกแบบโครงงาน

การออกแบบเครื่องดูดขยะริมถนนขนาดเล็กใช้พลังงานไฟฟ้ามีรายละเอียดดังต่อไปนี้

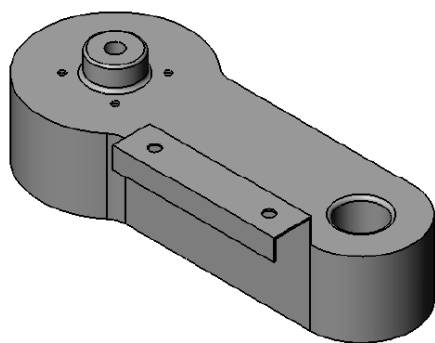
3.1 เงื่อนไขการออกแบบ

ในการออกแบบจะกำหนดเงื่อนไขเบื้องต้น คือ

- (1) ชนิดของฝุ่นละอองเป็นฝุ่นขนาดใหญ่ (ฝุ่นหนัก) ได้แก่ กรวด หินทราย ผงยิปซัม ژیเลื้อย
- (2) ขนาดของฝุ่นที่สามารถดูดได้สูงสุด 300 ไมครอน
- (3) โครงสร้างทำด้วยเหล็กโครงสร้าง SS400
- (4) วัสดุที่ใช้ทำท่อและหัวดูดจะใช้เหล็กแผ่น st 36
- (5) ชุดเก็บฝุ่นสามารถเก็บฝุ่นได้สูงสุด 3 ลิตร
- (6) ระยะห่างในแนวศูนย์กลางจากด้านหน้าหัวดูดสูงสุด 10 cm

3.2 การออกแบบหัวดูด

ในการออกแบบหัวดูดของโครงงานนี้ จะออกแบบเป็นลักษณะหัวดูดภายนอกซึ่งไม่มีการปิดล้อมแหล่งกำเนิดของฝุ่นละออง ฝุ่นละอองจะถูกดึงเข้าสู่หัวดูดโดยใช้เปรงปิดฝุ่นกับอาศัยความเร็วของอากาศซึ่งไหลผ่านหัวดูดในปริมาตรที่เหมาะสม มีรูปร่างและขนาดตามภาพที่ 3.1



ขนาดช่องดูด

 W = 16 mm

L = 64 mm

ภาพที่ 3.1 แสดงการออกแบบหัวดูดภายนอก

3.3 อัตราการไหลของอากาศที่ต้องการ

การประเมินอัตราการไหล หรือ ปริมาณอากาศที่ต้องการเพื่อดึงฝุ่นละอองหรือเศษวัสดุให้เข้าสู่ระบบ ถือเป็นเรื่องสำคัญที่ต้องนำมาพิจารณาโดยตัวแปรหลักที่ส่งผลโดยตรงต่ออัตราการไหลของอากาศที่ไหลผ่านหัวดูดก็คือ ความเร็วจับยึด (Capture Velocity) คือ ความเร็วของอากาศบริเวณด้านหน้าของหัวดูดที่ใช้สำหรับดึงฝุ่นและเศษวัสดุที่อยู่ภายนอกให้เข้าสู่หัวดูดซึ่งต้องมีค่ามากพอ โดยค่าของความเร็วจับยึดที่ใช้เป็นแนวทางในการออกแบบหัวดูด ดูได้จากตารางที่ 2.1 สำหรับความเร็วจับยึดที่ใช้ในการออกแบบ คือ

$$V = 2.5 - 10 \text{ m/s (500 - 2000 fpm)}$$

ในที่นี้เลือกใช้ค่าปานกลาง = 1000 fpm

ถ้ากำหนดให้ $A =$ ระยะห่างจากหัวดูดถึงจุดที่ต้องการดูดเป็น 10 cm(0.33 ft)

$d =$ ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางของท่อดูด (วงกลม) เป็น 96 mm.

จะได้หน้าตัดทางท่อดูด (A) ดังนี้

$$\begin{aligned} A &= \frac{\pi d^2}{4} \\ &= \frac{\pi(0.096)^2}{4} \\ &= 7.238 \times 10^{-3} \text{ m}^2 \\ &= 0.0788 \text{ ft}^2 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \text{หน้าตัดของหัวดูดมีอัตราส่วน } \frac{W}{L} &= \frac{16}{64} \\ &= 0.25 \text{ (มากกว่า 0.2)} \end{aligned}$$

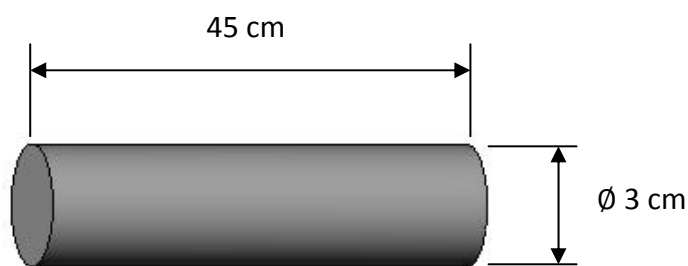
จากตารางที่ 2.2 อัตราการไหลของอากาศที่เข้าหัวดูดที่ใกล้เคียงกับโครงการนี้ คือ แบบมีช่องแคบหลายช่อง (ช่องใบกวาดฝุ่น) แบบมีหน้าแปลน อัตราส่วน $\frac{W}{L} = 0.2$ หรือมากกว่า หาได้ดังนี้

$$\begin{aligned}
 Q &= 0.75V(10x^2 + A) \\
 &= (0.75)(1000)[(10)(0.33)^2 + (0.0788)] \\
 &= 876 \text{ cfm}
 \end{aligned}$$

3.4 การประเมินความเร็วในท่อทางดูด

เมื่อเราได้ปริมาตรของอากาศที่เข้าสู่หัวดูดได้แล้วต่อไปจะทำการประเมินความเร็วภายในท่อทางดูดซึ่งยาว 450 mm แล้วนำไปเทียบกับความเร็วต่ำสุดของอากาศในท่อ ซึ่งชนิดตัวอย่างของฝุ่นละอองเป็นฝุ่นขนาดใหญ่และชื้น จะต้องมีความเร็วตั้งแต่ 4500 fpm ขึ้นไป (ดูในภาคผนวก ข)

ท่อทางดูดในโครงการงานของเครื่องดูดขยะขนาดเล็กจะมีลักษณะดังภาพที่ 3.2



ภาพที่ 3.2 แสดงมิติของท่อทางดูด

$$\begin{aligned}
 \text{ความเร็วประเมินของท่อทางดูด } Q &= A_{\text{ave}} V_{\text{ave}} \\
 V_{\text{ave}} &= \frac{Q}{A_{\text{ave}}} \\
 &= \frac{876}{0.0788} \\
 &= 11116.75 \text{ fpm}
 \end{aligned}$$

เมื่อเทียบกับตารางในภาคผนวก ข แสดงว่า สามารถใช้ดูดกับฝุ่นละอองที่เป็นฝุ่นหนัก และเปียกชื้นได้

3.5 การคำนวณอัตราการไหลของอากาศที่แท้จริงและกำลังพัดลม

ด้วยเหตุที่อากาศเป็นของไหลที่มีความหนืด ดังนั้น การไหลของอากาศผ่านระบบท่อจึงต้องมีความต้านทานเกิดขึ้นเสมอ ดังนั้น การสูญเสียที่แปรปรวนกวาดฝุ่นเข้า จากตารางภาคผนวก ค สัมประสิทธิ์ของหัวคูคแบบช่องแคบ จะมีค่า $C_c = 0.60$

$$\begin{aligned} \text{ดังนั้น} \quad Q_{ac} &= C_c Q_{\max} \\ &= (0.60)(876) \\ &= 526 \text{ cfm} \end{aligned}$$

เงื่อนไขในการใช้พัดลม จะเป็นหลักการของ fan laws ซึ่งเป็นกฎที่อธิบายสมรรถนะการทำงานของพัดลมโดยไม่คิดถึงผลของการอัดอากาศโดยจะแสดงให้เห็นถึง ขนาดของพัดลม (Size) อัตราการไหลเชิงปริมาตร (Q) ความดันสถิต (SP) แรงม้าเบรค (BHp) และความเร็วยรอบในการหมุนของพัดลม (rpm) ข้อมูลพิกัดสมรรถนะของพัดลมนี้ได้มาจากการทดสอบพัดลมของผู้ผลิตตามมาตรฐาน AMCA (American Movement and Control) ตามตารางที่ 2.4

จากค่าอัตราการไหลของอากาศที่คำนวณมา	$Q_2 =$	876 cfm (ความต้องการ)
ความเร็วยรอบของพัดลมที่ออกแบบ	$rpm_2 =$	3000 rpm
ต้องการใบพัดลมที่ออกแบบ	$Size_2 =$	1.61"
ข้อมูลจากตารางพัดลม	$Size_1 =$	5" (ขนาดมาตรฐานจากตารางที่ 2.4)
	$BHp_1 =$	4.92
	$rpm_1 =$	850 rpm
	$Q_1 =$	4324 cfm

แรงม้าของพัดลมที่ต้องการใช้ในเงื่อนไขการออกแบบ จากสมการที่ 2.11

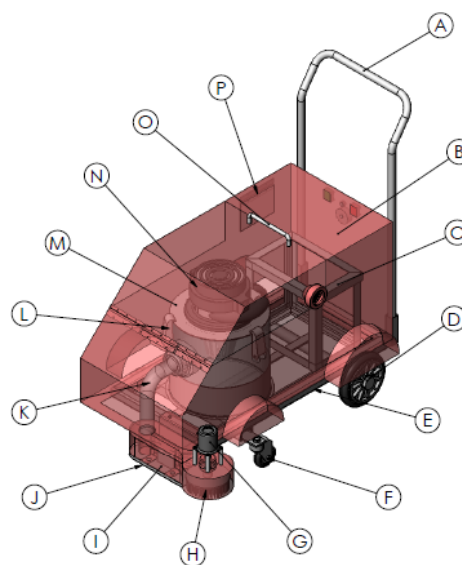
$$\begin{aligned} BHP_2 &= BHP_1 \left(\frac{size_2}{size_1} \right)^5 \left(\frac{rpm_2}{rpm_1} \right)^3 \\ &= (4.92) \left(\frac{1.61}{5} \right)^5 \left(\frac{3000}{850} \right)^3 \\ &= 0.74 \text{ hp} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 1 \text{ hp} &= 746 \text{ W} \\
 \text{ดังนั้น ขนาดพัดลมที่ได้} \quad \text{BHP}_2 &= 0.74 \times 746 \\
 &= 537 \text{ W}
 \end{aligned}$$

เลือกขนาดพัดลมที่กำลังมากกว่า 537 W และมีอัตราการไหลมากกว่า 876 cfm

3.6 เครื่องดูดขยะที่สร้างขึ้น

นำข้อมูลที่ได้จากการออกแบบไปสร้างเครื่องดูดขยะได้ลักษณะดังภาพที่ 3.3



ภาพที่ 3.3 แสดงส่วนประกอบของเครื่องดูดขยะริมถนนขนาดเล็ก

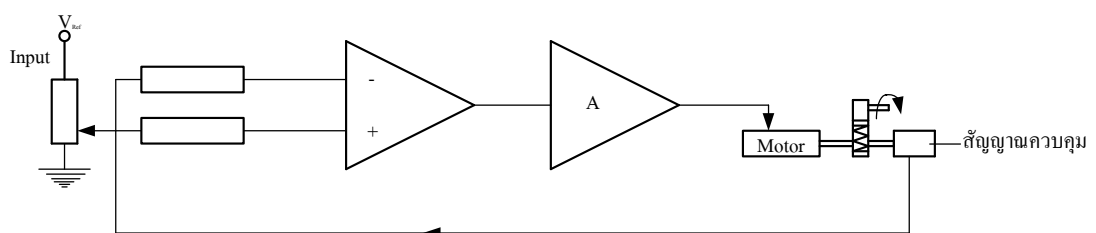
โดยมีรายละเอียดชิ้นส่วนต่าง ๆ ดังนี้

- A คือ มือจับ
- B คือ Frame
- C คือ ฝาครอบแบตเตอรี่
- D คือ ล้อหลัง
- E คือ โครงรถ

F	คือ	ล้อหน้า
G	คือ	มอเตอร์ AC
H	คือ	แปรงปัดฝุ่น
I	คือ	ตัวเรือนปัดฝุ่น
J	คือ	ฝาครอบตัวเรือน
K	คือ	ท่อดูด
L	คือ	ตัวล๊อค
M	คือ	ถังเก็บฝุ่น
N	คือ	มอเตอร์ดูด AC + Blower
O	คือ	หูเปิดฝาครอบ
P	คือ	ฝาปิดช่องอินเวอร์เตอร์

3.7 วงจรควบคุมมอเตอร์

เนื่องจากมอเตอร์ในเครื่องดูดขยะ จะต้องมีการปรับความเร็วรอบอยู่ตลอดเวลา ดังนั้น จะต้องมีวงจรควบคุมมอเตอร์ดังภาพที่ 3.4



ภาพที่ 3.4 ระบบควบคุมมอเตอร์ของเครื่องดูดขยะริมถนนขนาดเล็ก

วงจรมอเตอร์ประกอบด้วย

1. วงจรเปรียบเทียบสัญญาณ
2. วงจรขยายกำลัง
3. มอเตอร์
4. เซนเซอร์วัดความเร็วรอบ

5. สวิตช์ไฟปรับกระแส

เมื่ออินพุตเริ่มทำงาน โดยมีการปรับกระแส ผ่านวงจรเปรียบเทียบสัญญาณแล้วส่งต่อไปยัง วงจรขยายกำลัง เพื่อสั่งให้มอเตอร์ปรับความเร็วรอบ เพื่อที่จะได้แรงบิดเอาต์พุตออกมา โดยมี เซนเซอร์วัดความเร็วรอบเป็นตัวป้อนกลับ