

บทที่ 4

การออกแบบและการสร้างเตาเผามูลฝอยชนิดห้องเผาไหม้เดี่ยว

การศึกษาและออกแบบเตาเผามูลฝอยชนิดห้องเผาไหม้เดี่ยว ในบทนี้กล่าวถึง การออกแบบเบื้องต้น และการคำนวณการออกแบบเตาเผามูลฝอยชนิดห้องเผาไหม้เดี่ยว ตามลำดับ

การออกแบบเบื้องต้น

รูปแบบของเตาเผามูลฝอยที่ออกแบบเป็นเตาเผาชนิดห้องเผาไหม้เดี่ยว มีอัตราการป้อนมูลฝอยเข้าเตาไม่เกิน 50 กิโลกรัมต่อชั่วโมง โดยทำการป้อนมูลฝอยด้วยแรงงานคน สำหรับเผามูลฝอยประเภท ใบไม้ และกระดาษ โดยที่มูลฝอยมีความชื้นไม่เกิน 15% มีส่วนประกอบที่สำคัญดังต่อไปนี้

1. ห้องเผาไหม้ (combustion chamber)

มีขนาดปริมาตรภายใน กว้างเท่ากับ 0.8 m ยาวเท่ากับ 0.8 m และสูงเท่ากับ 1.75 m ผนังด้านข้าง 4 ด้านสร้างเป็นผนังวัสดุหลายชั้นซึ่งประกอบไปด้วย อิฐทนไฟ อากาศ และอิฐมอญ ผนังด้านบนสร้างเป็นผนังวัสดุหลายชั้นซึ่งประกอบไปด้วย คอนกรีต อากาศ และเหล็กแผ่นหนา 6 mm พื้นของเตาเผาประกอบไปด้วย อิฐทนไฟ และเหล็กแผ่นหนา 6 mm วางบนคานทำด้วยเหล็กตัว U ดังแสดงในรูปที่ 4.3 โดยที่อิฐทนไฟทั้งหมดประสานด้วยปูนซีเมนต์ทนไฟ และเว้นช่องอากาศไว้ประมาณ 10 cm เพื่อเป็นฉนวนกันความร้อนรอบ ๆ ผนังเตา

2. ประตูป้อนมูลฝอย (charging door)

มีไว้สำหรับป้อนมูลฝอยเข้าเตาเผามูลฝอย สร้างด้วยเหล็กแผ่นหนา 4.5 mm โดยกำหนดให้ขนาดของประตู กว้างเท่ากับ 40 cm และยาวเท่ากับ 30 cm ดังแสดงในรูปที่ 4.4

3. ประตูโกยขี้เถ้า (clean-out door)

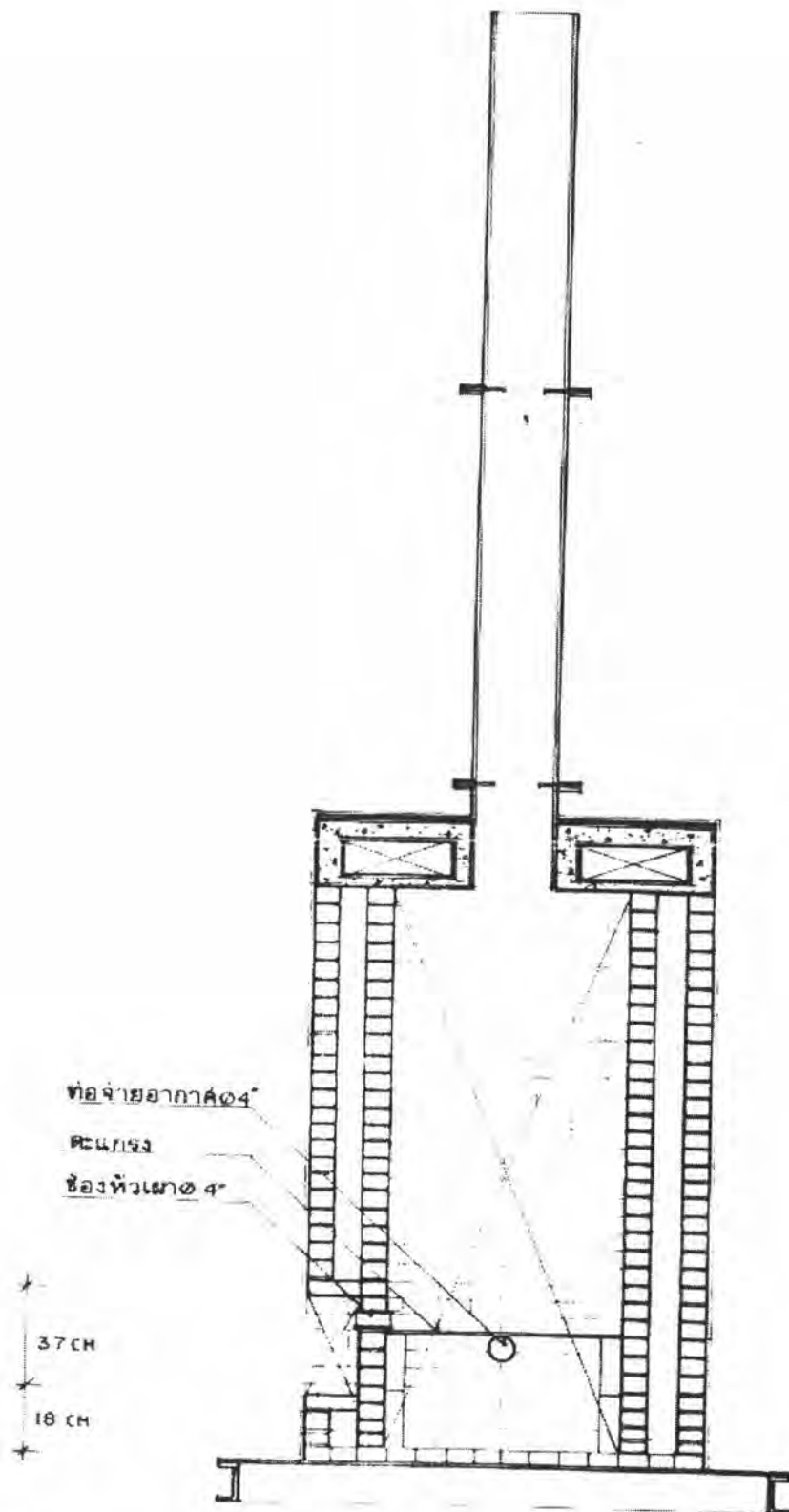
มีไว้สำหรับทำความสะอาดเตาเผาหลังจากเสร็จสิ้นจากการเผามูลฝอย สร้างด้วยเหล็กแผ่น ด้านในประกอบด้วยอิฐทนไฟ โดยกำหนดให้ขนาดของประตู กว้างเท่ากับ 25 cm และยาวเท่ากับ 40 cm ดังแสดงในรูปที่ 4.3

4. ตะแกรงเตาเผา (grates)

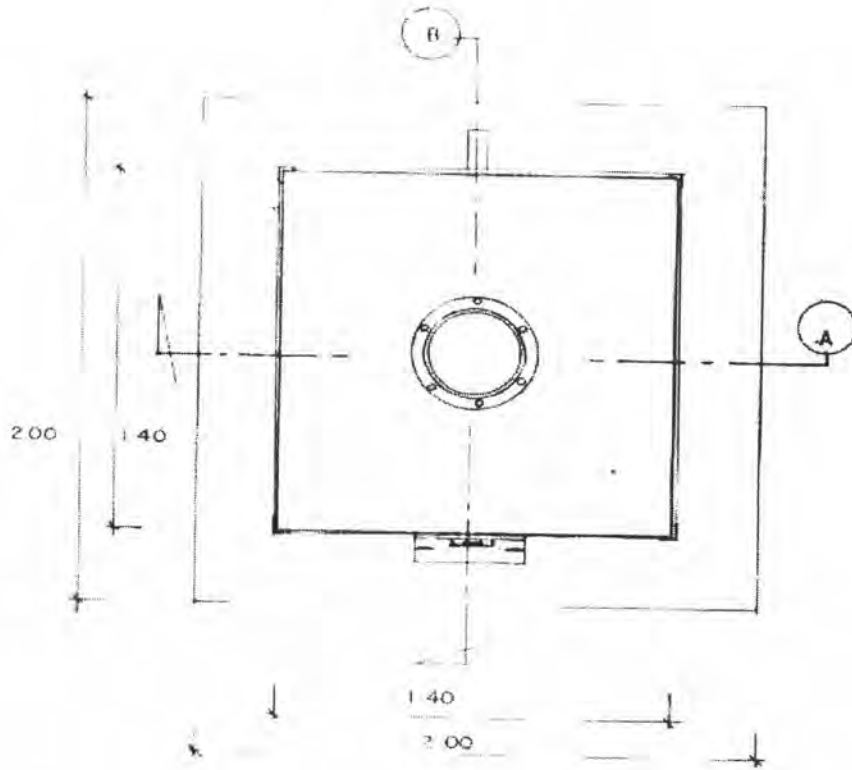
มีไว้สำหรับรองรับมูลฝอยในห้องเผาไหม้และให้ก๊าซจากการเผาไหม้ร่วงลงสู่ด้านล่างของห้องเผาไหม้ ดังแสดงในรูปที่ 4.2 สร้างด้วยเหล็กพลาตัมมีเส้นผ่าศูนย์กลางเท่ากับ 10 mm ออกแบบเป็น 2 ส่วน และแต่ละส่วนมีขนาด 39x78 cm ติดตั้งสูงจากพื้นเตาเท่ากับ 46 cm

5. ปล่องไอเสีย (stack)

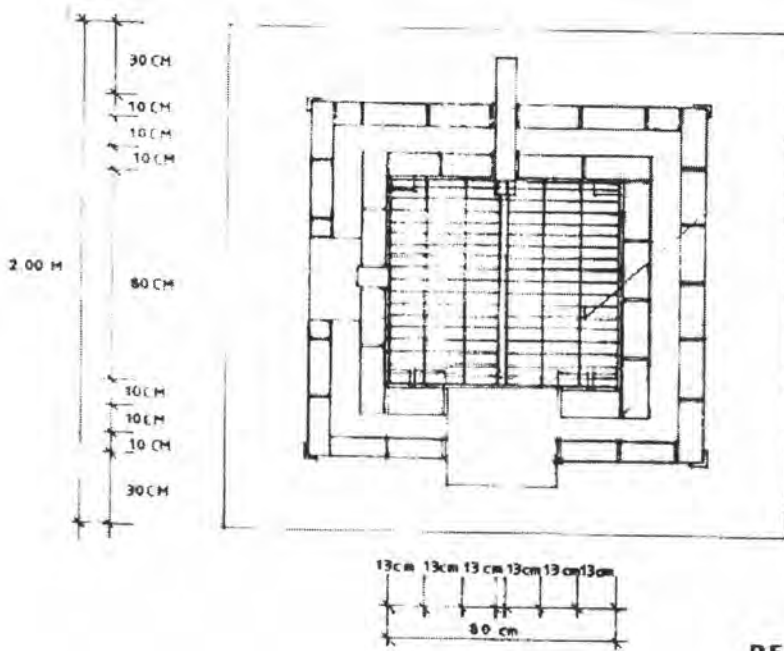
สร้างจากเหล็กแผ่นหนา 3 mm ม้วนให้เป็นรูปทรงกระบอก มีเส้นผ่าศูนย์กลางเท่ากับ 10 นิ้ว สูงเท่ากับ 3 m และหุ้มด้วยฉนวนกันความร้อนใยแก้ว ดังแสดงในรูปที่ 4.3



รูปที่ 4.1 แสดงภาพตัดด้านหน้า (Section A) และรายละเอียดภายในเดาเสาโมดลฟอยชนิด
 ห่องเสาใหม่เดี่ยว



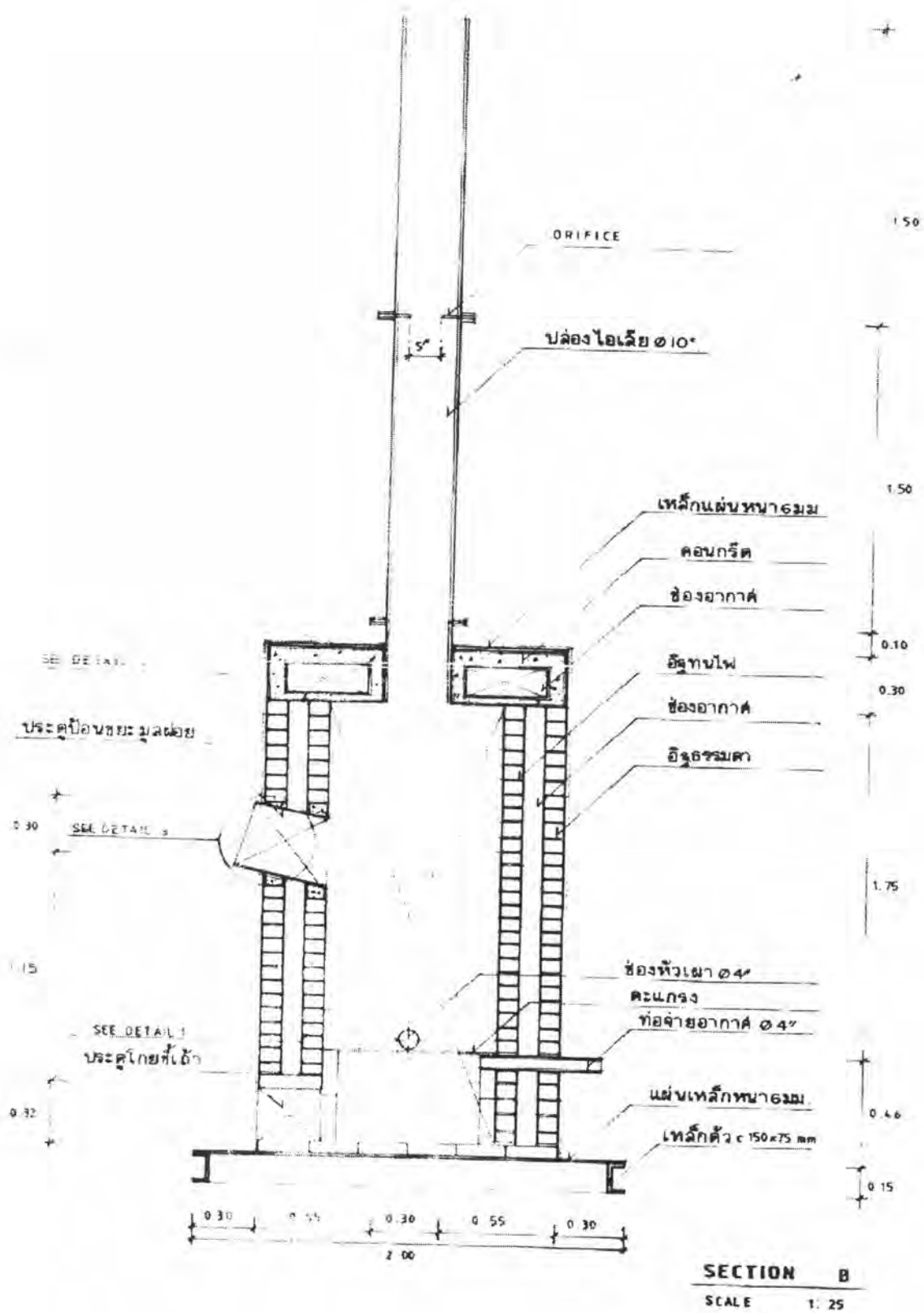
PLAN
SCALE 1 : 25



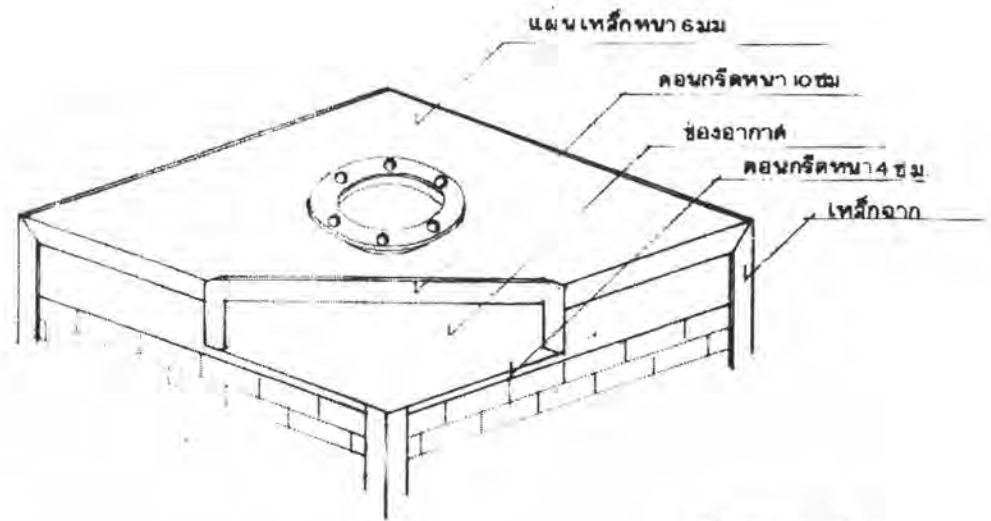
เหล็กตะแกรง ๑๐๘๘
5 หนา.

DETAIL 1
SCALE 1 : 25

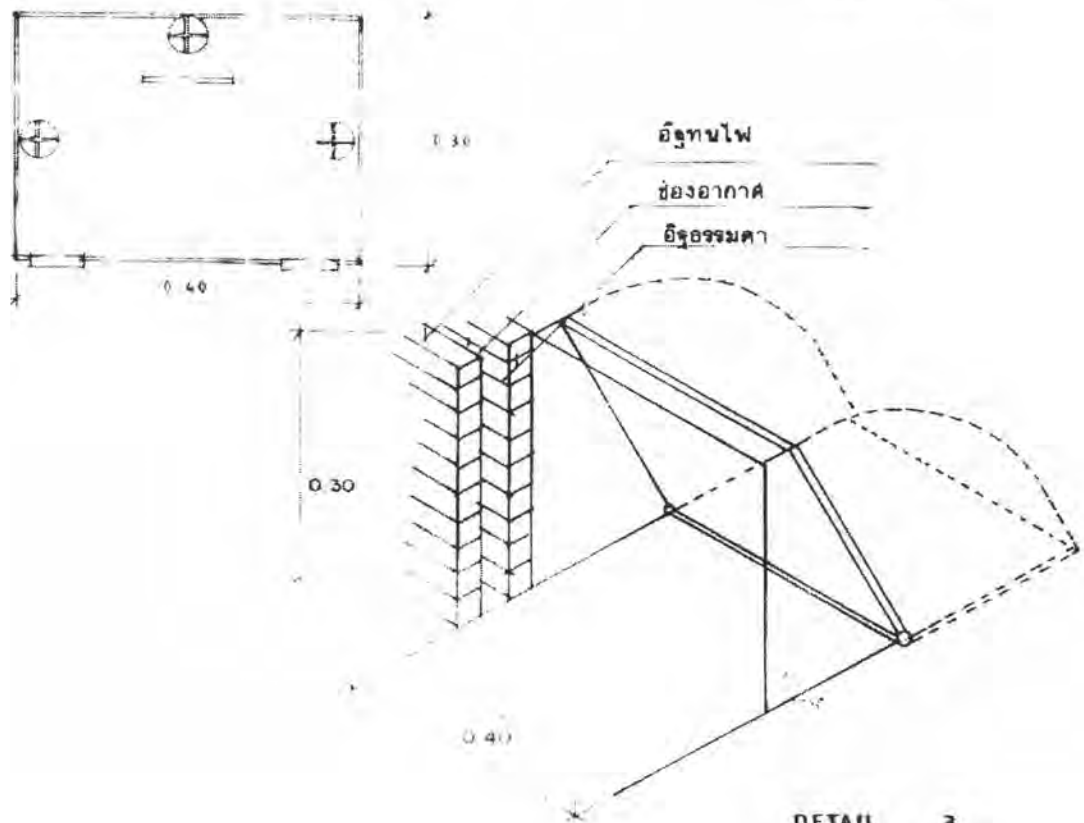
รูปที่ 4.2 แสดงตะแกรงเตาเผามูลฝอย



รูปที่ 4.3 แสดงภาพตัดด้านข้าง (Section B) ของเตาเผามูลฝอยชนิดห้องเผาไหม้เดี่ยว

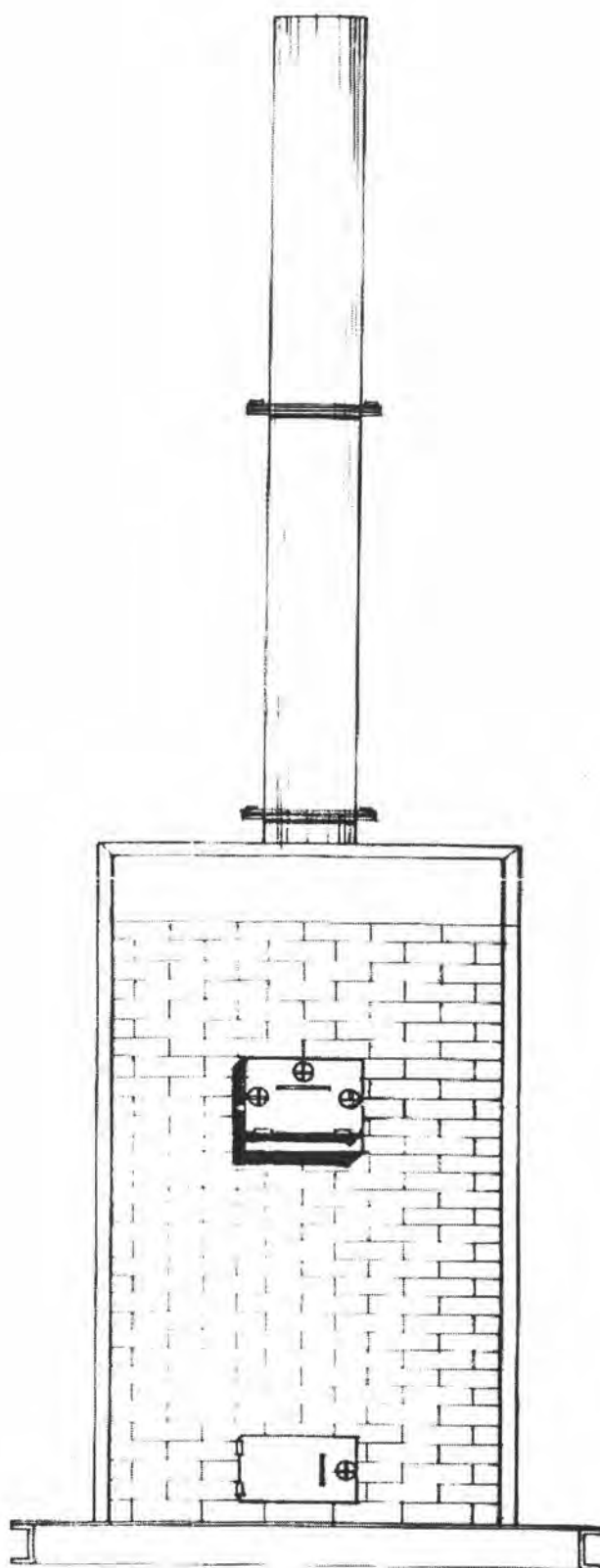


DETAIL 2
SCALE 1:25

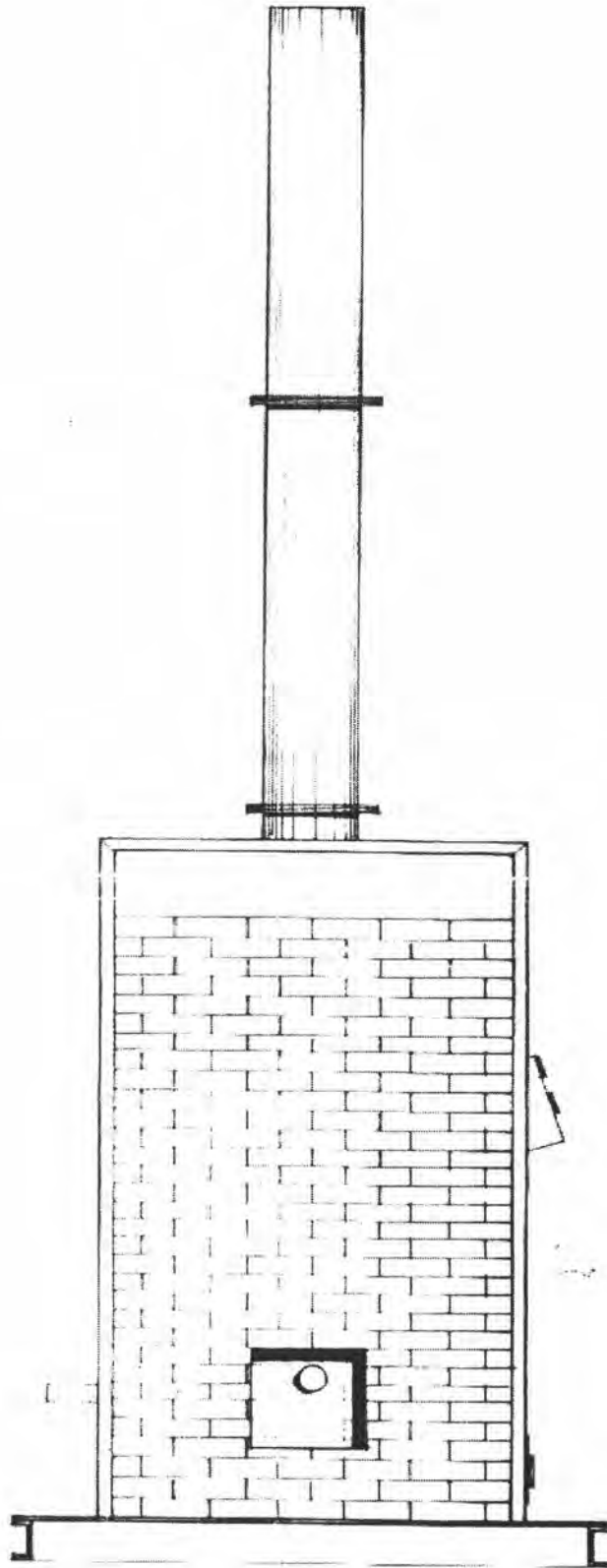


DETAIL 3
SCALE 1:75

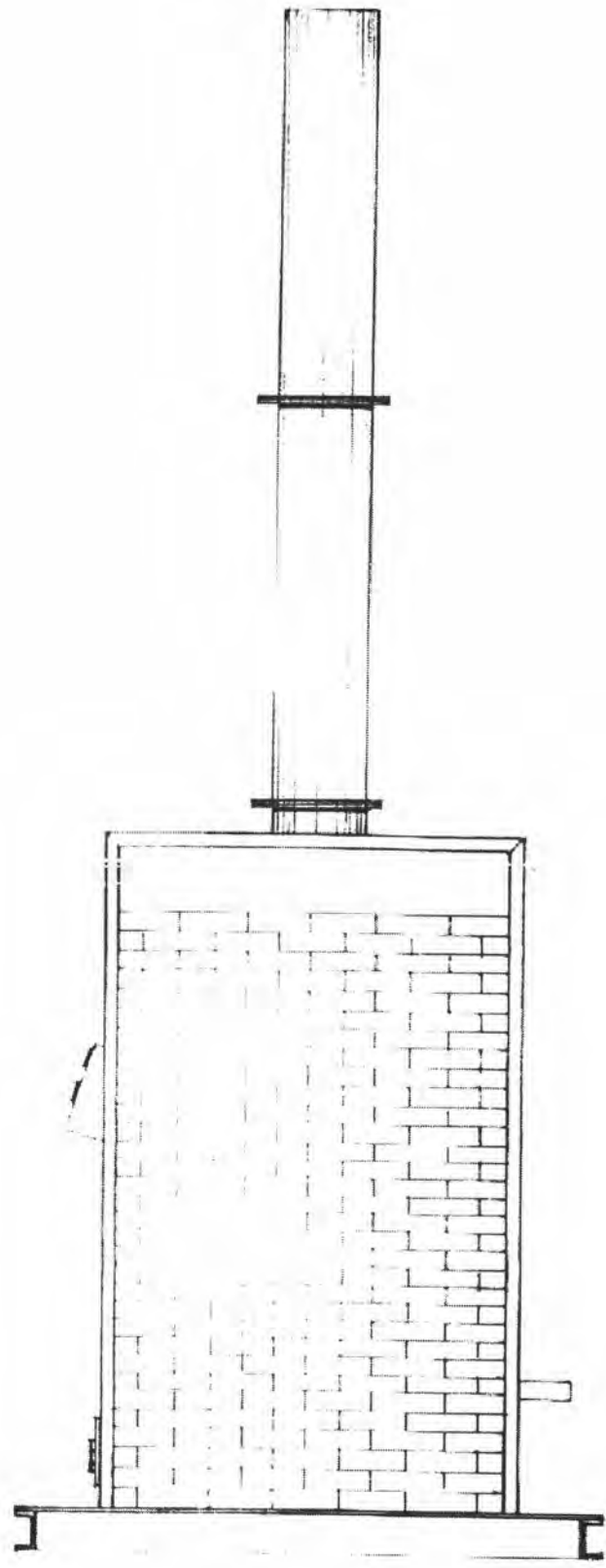
รูปที่ 4.4 แสดงภาพตัดค้ำบนและประตูป้อนมูลฝอยของเตาเผามูลฝอยชนิดห้องเผาไหม้เดี่ยว



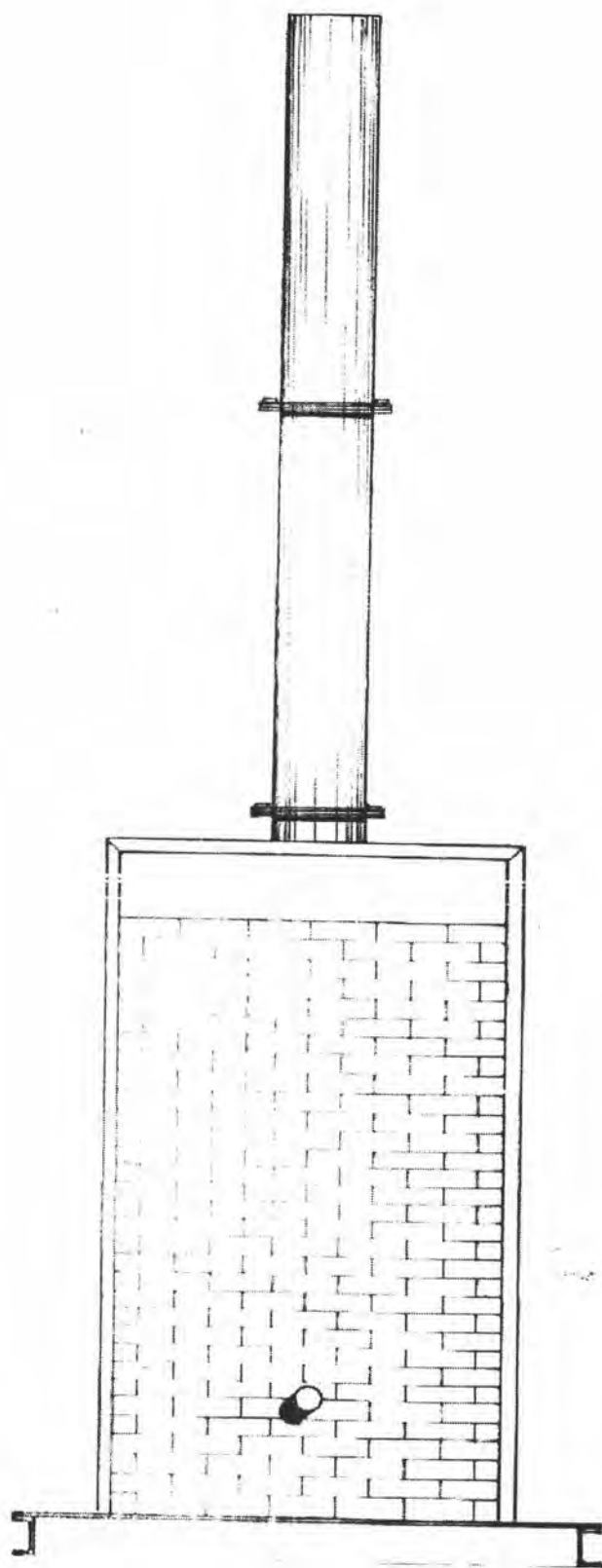
รูปที่ 4.5 แสดงภาพด้านหน้าของเตาเผามูลฝอยชนิดห้องเผาไหม้เดี่ยว



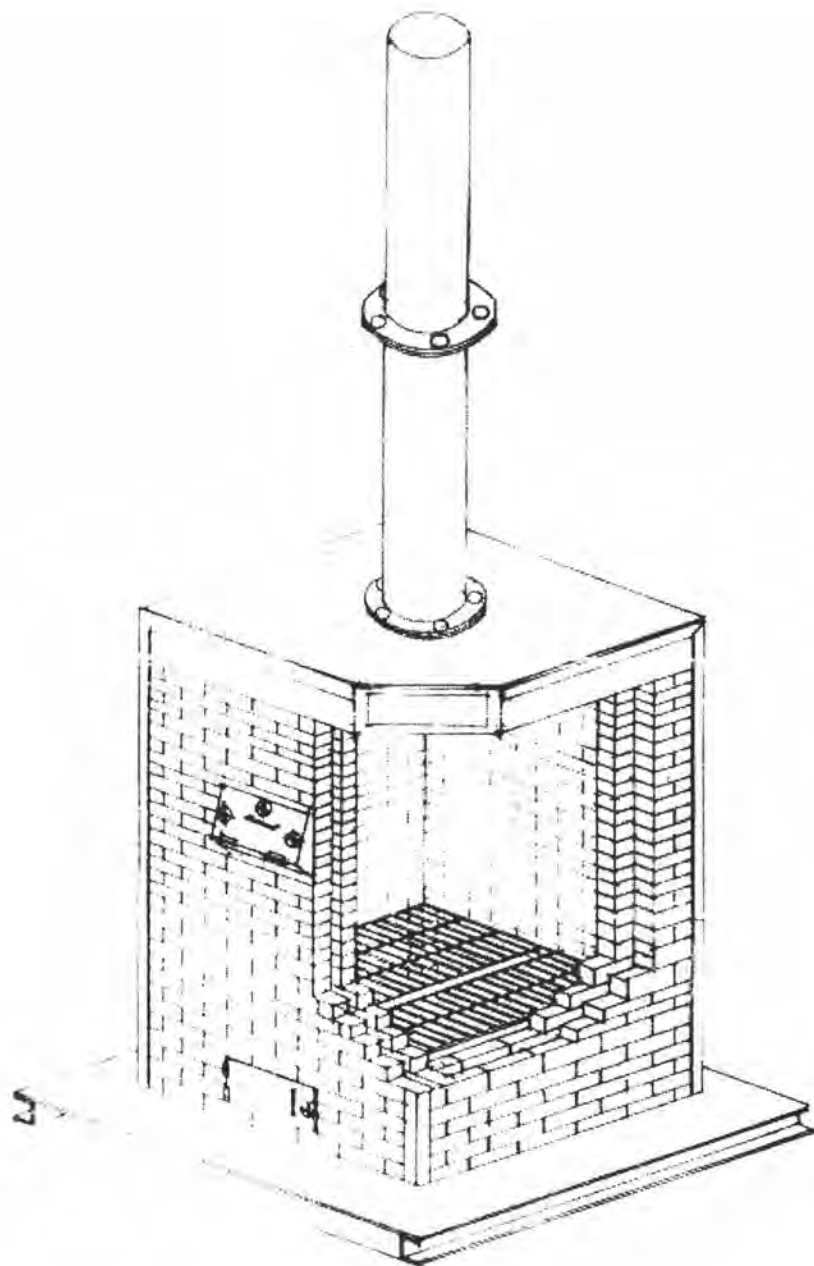
รูปที่ 4.6 แสดงภาพด้านข้าง (ซ้าย) ของเตาเผามูลฝอยชนิดห้องเผาไหม้เดี่ยว



รูปที่ 4.7 แสดงภาพด้านข้าง (ขวา) ของเตาเผามูลฝอยชนิดห้องเผาไหม้เดี่ยว



รูปที่ 4.8 แสดงภาพด้านหลังของเตาเผามูลฝอยชนิดห้องเผาไหม้เดี่ยว



รูปที่ 4.9 แสดงภาพรวมของเตาเผามูลฝอยชนิดห้องเผาไหม้เดี่ยว

การคำนวณการออกแบบเตาเผามูลฝอยชนิดห้องเผาไหม้เดี่ยว [12]

เตาเผามูลฝอยชนิดห้องเผาไหม้เดี่ยวที่ทำการศึกษาวิจัยครั้งนี้ เป็นเตาเผามูลฝอยประเภท ใบไม้และกระดาษ มีขนาด 50 กิโลกรัมต่อชั่วโมง การออกแบบห้องเผาไหม้จะต้องคำนึงถึงส่วนประกอบของมูลฝอย ค่าความร้อนของมูลฝอย และค่าใช้จ่ายในการสร้างและค่าใช้จ่ายในการดำเนินการใช้งาน

ส่วนประกอบของมูลฝอย

จากการศึกษาพบว่า มูลฝอยที่นำมาเผาในเตาเผามีค่าความชื้นไม่เกิน 15% ดังนั้นปริมาณ มูลฝอย 50 กิโลกรัมต่อชั่วโมง จึงประกอบไปด้วย

$$\begin{aligned} \text{มูลฝอยแห้ง (dry refuse) , } \dot{m}_{\text{dry}} &= 50 \frac{\text{kg}}{\text{h}} (0.85) = 42.5 \frac{\text{kg}}{\text{h}} \\ \text{ความชื้น (moisture) , } \dot{m}_{\text{w}} &= 50 \frac{\text{kg}}{\text{h}} (0.15) = 7.5 \frac{\text{kg}}{\text{h}} \end{aligned}$$

ค่าความร้อนต่ำของมูลฝอย

สามารถหาได้จากสมการของ Dulong

$$\text{LHV} = \text{HHV} - 9 m_{\text{H}} h_{\text{fg}, 25^{\circ}\text{C}}$$

ตารางที่ 4.1 แสดงค่าความร้อนสูงของมูลฝอยประเภทต่าง ๆ

ชนิดของมูลฝอย	ค่าความร้อนสูง (MJ/kg)
ไม้ (wood)	17.65
หญ้า , ใบไม้ (garden trimmings)	17.93
กระดาษ (paper)	15.40
พลาสติก (plastic)	26.48
ใบไม้ (tree leaves)	20.92

จะเห็นว่ามูลฝอยประเภทพลาสติกจะให้ค่าความร้อนสูงมากกว่ามูลฝอยประเภทอื่นที่กล่าวมา ในการออกแบบครั้งนี้จึงเลือกใช้ค่าความร้อนสูงของพลาสติกเป็นเกณฑ์

ปริมาณความร้อนทั้งหมดที่เกิดจากการเผามูลฝอย (gross heat of combustion)

$$Q_{TOTAL} = \dot{m}_{dry} HHV$$

$$= 42.5 \frac{\text{kg}}{\text{h}} \cdot (26.48) \frac{\text{MJ}}{\text{kg}} = 1125.4 \frac{\text{MJ}}{\text{h}}$$

ปริมาณความร้อนที่สูญเสีย (heat losses)

1. ปริมาณความร้อนที่สูญเสียในการระเหยน้ำหรือความชื้นในมูลฝอย, Q_{H_2O}

$$Q_{H_2O} = \dot{m}_w h_{f, 25^\circ C}$$

$$= 7.5 \frac{\text{kg}}{\text{h}} \cdot (2442.3) \frac{\text{kJ}}{\text{kg}} = 18.31 \frac{\text{MJ}}{\text{h}}$$

2. ปริมาณความร้อนที่สูญเสียในการระเหยน้ำจากการเผาไฮโดรเจน, Q_{H_2}

m_{H_2} แทน มวลของไฮโดรเจนในมูลฝอย $\text{kg}_{H_2} / \text{kg}_{\text{มูลฝอย}}$ ในกรณีของพลาสติกมีค่าเท่ากับ $0.072 \frac{\text{kg}_{H_2}}{\text{kg}_{\text{มูลฝอย}}}$

$$Q_{H_2} = 9 m_{H_2} h_{f, 25^\circ C} \dot{m}_{dry}$$

$$= 9 \frac{\text{kg}_{H_2O}}{\text{kg}_{H_2}} \cdot (0.072) \frac{\text{kg}_{H_2}}{\text{kg}_{\text{มูลฝอย}}} \cdot (2442.3) \frac{\text{kJ}}{\text{kg}_{H_2O}} \cdot (42.5) \frac{\text{kg}_{\text{มูลฝอย}}}{\text{h}} = 67.26 \frac{\text{MJ}}{\text{h}}$$

3. ปริมาณความร้อนที่สูญเสียในการแผ่รังสีและอื่น ๆ ประมาณ 20% ของปริมาณที่เกิดขึ้น [7]

$$Q_R = 0.2 Q_{TOTAL}$$

$$= 0.2(1125.4) \frac{\text{MJ}}{\text{h}} = 225.08 \frac{\text{MJ}}{\text{h}}$$

ปริมาณความร้อนสุทธิ

$$\begin{aligned} Q_{NET} &= Q_{TOTAL} - Q_{H_2O} - Q_{H_2} - Q_R \\ &= 1125.4 \frac{MJ}{h} - 18.31 \frac{MJ}{h} - 67.26 \frac{MJ}{h} - 225.08 \frac{MJ}{h} = 814.75 \frac{MJ}{h} \end{aligned}$$

ปริมาตรห้องเผาไหม้ของเตาเผา

$$V = \frac{Q_{NET}}{(Q_R)_V}$$

$(Q_R)_V$ แทนอัตราการปลดปล่อยพลังงานความร้อนในเตาเผามูลฝอย ซึ่งโดยทั่วไปจะ
ใช้ [6] ค่า $(Q_R)_V$ เท่ากับ $920 \frac{MJ}{m^3 \cdot h}$ ดังนั้น

$$V = \frac{814.75 \frac{MJ}{h}}{920 \frac{MJ}{m^3 \cdot h}} = 0.88 \text{ m}^3$$

พื้นที่ของตะแกรงในห้องเผาไหม้

$$A_G = \frac{Q_{NET}}{(Q_R)_A}$$

$(Q_R)_A$ แทนอัตราการปลดปล่อยพลังงานความร้อนของเตาเผามูลฝอย ซึ่งโดยทั่วไป
ใช้ [6] ค่า $(Q_R)_A$ เท่ากับ $1362.72 \frac{MJ}{m^2 \cdot h}$ ดังนั้น

$$A_G = \frac{814.75 \frac{MJ}{h}}{1362.72 \frac{MJ}{m^2 \cdot h}} = 0.60 \text{ m}^2$$

ความสูงของห้องเผาไหม้

$$H_c = \frac{V}{A_G} = \frac{0.88 \text{ m}^3}{0.60 \text{ m}^2} \approx 1.5 \text{ m}$$

ถ้าให้พื้นที่ของตะแกรงเป็นสิ่งเหลี่ยมจัตุรัส ก็จะสามารถกำหนดขนาดของห้องเผาไหม้ได้
 ดังนี้คือ กว้างเท่ากับ 0.8 m ยาวเท่ากับ 0.8 m และสูงเท่ากับ 1.5 m

ความสูงของปล่องไอเสีย

$$h = \frac{T_a T_g \rho_w D_i}{464.5 P_b (T_g - T_a)}$$

เมื่อ

- T_a แทน อุณหภูมิของอากาศและกำหนดให้มีค่าเท่ากับ 298 K
- T_g แทน อุณหภูมิของแก๊สไอเสียและกำหนดให้มีค่าเท่ากับ 873 K [6]
- ρ_w แทน ความหนาแน่นของน้ำ , kg/m^3
- D_i แทน กระแสลมเร่งตามทฤษฎีและกำหนดให้มีค่าเท่ากับ 3.5 $\text{mm}_{\text{น้ำ}}$ [14]
- P_b แทน ความดันบรรยากาศ , $\text{mm}_{\text{ปรอท}}$
- h แทน ความสูงของปล่องจากระดับตะแกรง , m

ดังนั้น

$$h = \frac{298 \text{ K} \cdot 873 \text{ K} \cdot 1000 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \cdot 3.5 \text{ mm}_{\text{น้ำ}}}{464.5 \cdot (760 \text{ mm}_{\text{ปรอท}}) \cdot (873 \text{ K} - 298 \text{ K})} = 4.48 \text{ m}$$

เพราะฉะนั้นความสูงของปล่องไอเสียจากฝาเตาเผาคือ 4.48 - (1.5 + 0.2) เท่ากับ 2.78 m หรือ
 ประมาณ 3 m

ปริมาณอากาศที่ต้องการสำหรับการเผาไหม้

การเผาไหม้พลาสติกที่ประกอบด้วยคาร์บอนเท่ากับ 60% ไฮโดรเจนเท่ากับ 7.2% ออกซิเจนเท่ากับ 22.8% และขี้เถ้า (ash) เท่ากับ 10% โดยมีมวล หาได้ดังนี้

1. ปริมาณอากาศทางทฤษฎี (theoretical air)

$$\begin{aligned} V_{t_a} &= 8.89 m_c + 26.7 \left(m_H - \frac{m_O}{8} \right) + 3.33 m_s \\ &= 8.89(0.6) + 26.7 \left(0.072 + \frac{0.228}{8} \right) + 3.33(0) = 6.495 \frac{\text{m}^3 \text{อากาศ}}{\text{kg} \text{มูลฝอย}} \end{aligned}$$

หรือ

$$\begin{aligned} m_{t_a} &= 11.49 m_c + 34.5 \left(m_H - \frac{m_O}{8} \right) + 4.3 m_s \\ &= 11.49(0.60) + 34.5 \left(0.072 - \frac{0.228}{8} \right) + 4.3(0) = 8.394 \frac{\text{kg} \text{อากาศ}}{\text{kg} \text{มูลฝอย}} \end{aligned}$$

2. ปริมาณอากาศที่ให้อย่างจริง (actual air) ในการออกแบบครั้งนี้ใช้อากาศส่วนเกินเท่ากับ 300%

$$\begin{aligned} V_{a_a} &= \frac{\%EA V_{t_a}}{100} + V_{t_a} \\ &= \frac{300(6.495)}{100} + 6.495 = 26.0 \frac{\text{m}^3 \text{อากาศ}}{\text{kg} \text{มูลฝอย}} \end{aligned}$$

หรือ

$$\begin{aligned} m_{a_a} &= \frac{\%EA m_{t_a}}{100} + m_{t_a} \\ &= \frac{300(8.394)}{100} + 8.394 = 33.579 \frac{\text{kg} \text{อากาศ}}{\text{kg} \text{มูลฝอย}} \end{aligned}$$

ปริมาณแก๊สไอเสีย

1. ปริมาณแก๊สไอเสียทางทฤษฎี

$$\begin{aligned} V_{ig} &= (1 - 0.21) V_{ia} + 1.867 m_C + 11.2 m_H + 0.7 m_S + 1.244 m_W + 0.8 m_N \\ &= (1 - 0.21)(6.495) + 1.867(0.60) + 11.2(0.072) + 0.7(0) + 1.244(0) + 0.8(0) \\ &= 7.064 \frac{\text{m}^3}{\text{kg}_{\text{มวลเชื้อ}}} \end{aligned}$$

หรือ

$$\begin{aligned} m_{ig} &= (1 - 0.232) m_{ia} + 3.67 m_C + 9 m_H + 2 m_S + m_W + m_N \\ &= (1 - 0.232)(8.394) + 3.67(0.60) + 9(0.072) + 2(0) + (0) + (0) \\ &= 9.301 \frac{\text{kg}_{\text{แก๊สไอเสีย}}}{\text{kg}_{\text{มวลเชื้อ}}} \end{aligned}$$

2. ปริมาณแก๊สไอเสียที่เกิดจากการใช้ปริมาณอากาศส่วนเกิน

$$\begin{aligned} V_{ig} &= V_{ie} + (m_v - 1) V_{ia} \\ m_{ig} &= m_{ie} + (m_m - 1) m_{ia} \end{aligned}$$

เมื่อ

$$\begin{aligned} m_v &= \frac{V_{ia}}{V_{ie}} = \frac{26}{6.5} = 4 \\ m_m &= \frac{m_{ia}}{m_{ie}} = \frac{33.6}{8.4} = 4 \end{aligned}$$

เพราะฉะนั้น

$$\begin{aligned} V_{ig} &= 7.064 + (4 - 1) 6.5 = 26.56 \frac{\text{m}^3 \text{แก๊สไอเสีย}}{\text{kg}_{\text{มวลเชื้อ}}} \\ m_{ig} &= 9.301 + (4 - 1) 8.4 = 34.5 \frac{\text{kg}_{\text{แก๊สไอเสีย}}}{\text{kg}_{\text{มวลเชื้อ}}} \end{aligned}$$

อัตราการป้อนอากาศเข้าเตาเผามูลฝอย

ในการเผาไหม้มูลฝอย 1 kg จะใช้อากาศทางทฤษฎีเท่ากับ $6.5 \text{ m}^3/\text{kg}_{\text{มูลฝอย}}$ ถ้ากำหนดให้อากาศส่วนเกินเท่ากับ 300%

$$\begin{aligned} Q_{\text{a}} &= \dot{m}_{\text{dry}} V_{\text{a}} \\ &= 42.5 \frac{\text{kg}_{\text{มูลฝอย}}}{\text{h}} \cdot (26) \frac{\text{m}^3}{\text{kg}_{\text{มูลฝอย}}} = 1105 \frac{\text{m}^3}{\text{h}} \end{aligned}$$

เปลี่ยนปริมาตรของอากาศที่อุณหภูมิ 0°C ความดันบรรยากาศ 1 atm เป็นอากาศเข้าเตาเผาที่อุณหภูมิ 25°C ดังนั้นจะได้

$$\begin{aligned} Q_{\text{A}} &= 1105 \left(\frac{298}{273} \right) \frac{\text{m}^3}{\text{h}} \\ &= \frac{1206.19}{(60)(60)} = 0.335 \frac{\text{m}^3}{\text{s}} \end{aligned}$$

เมื่อ

Q_{a} แทน อัตราการป้อนอากาศที่อุณหภูมิ 0°C , 1 บรรยากาศ ; m^3/h

Q_{A} แทน อัตราการป้อนอากาศที่อุณหภูมิ 25°C , 1 บรรยากาศ ; m^3/h

อัตราการไหลของแก๊สไอเสีย (Q_{g})

ปริมาณแก๊สไอเสียที่ 300 %EA มีค่าเท่ากับ $26.56 \frac{\text{m}^3}{\text{kg}_{\text{มูลฝอย}}}$ ดังนั้น

$$\text{ปริมาณมูลฝอย } 42.5 \frac{\text{kg}}{\text{h}} \text{ จะเกิดแก๊สไอเสีย} = 42.5 \frac{\text{kg}_{\text{มูลฝอย}}}{\text{h}} \cdot \left(26.56 \frac{\text{m}^3}{\text{kg}_{\text{มูลฝอย}}} \right) = 1128.8 \frac{\text{m}^3}{\text{h}}$$

$$\text{ความชื้น } 7.5 \text{ kg จะเกิดไอน้ำ} = 7.5 \frac{\text{kg}_{\text{น้ำ}}}{\text{h}} \cdot \frac{22.4 \text{ m}^3}{18 \text{ kg}_{\text{น้ำ}}} = 9.33 \frac{\text{m}^3}{\text{h}}$$

ดังนั้น

$$Q_{\text{g}} = 1128.8 + 9.33 = 1138.13 \frac{\text{m}^3}{\text{h}} = 0.31 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}$$

สมมติอุณหภูมิของแก๊สไอเสียในเตาเท่ากับ 600°C เพราะฉะนั้น

$$Q_g = 0.31 \left(\frac{600 + 273}{273} \right) = 0.99 \frac{\text{m}^3}{\text{s}} = 59.4 \frac{\text{m}^3}{\text{min}}$$

ขนาดเส้นผ่าศูนย์กลางของปล่องไอเสีย

จากสมการ

$$Q_g = A_s V_g$$

จากข้อกำหนดความเร็วของแก๊สไอเสียที่ผ่านปล่องไอเสียจะต้องไม่เกิน 10 m/s (13) ดังนั้น

$$A_s = \frac{Q_g}{V_g}$$

เมื่อ

$$A_s \text{ แทน พื้นที่หน้าตัดของปล่องไอเสีย } \left(\frac{\pi D^2}{4} \right)$$

ดังนั้น

$$\begin{aligned} D &= \sqrt{\frac{4Q_g}{V_g \pi}} \\ &= \sqrt{\frac{4(0.99)}{10 \pi}} \\ &= 0.355 \text{ m} = 35.5 \text{ cm} \end{aligned}$$

เพราะฉะนั้นผู้วิจัยจึงเลือกออกแบบให้เส้นผ่าศูนย์กลางของปล่องไอเสียเท่ากับ 30 cm หรือประมาณเท่ากับ 10 นิ้ว