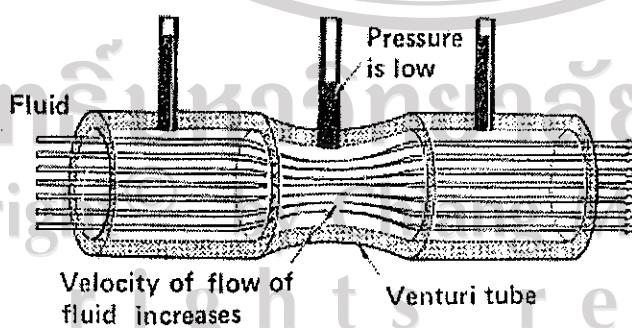


บทที่ 3

การออกแบบการร์บูเรเตอร์

3.1 หลักการของการร์บูเรเตอร์

การร์บูเรเตอร์เป็นอุปกรณ์ที่สำคัญในการทำหัวที่ผสมเชื้อเพลิงกับอากาศให้ได้สัดส่วนที่พอดีในการส่งเข้าห้องเผาไหม้ เพื่อให้การเผาไหม้เชื้อเพลิงเป็นไปอย่างสมบูรณ์ที่สุด โดยองค์ประกอบที่สำคัญของการร์บูเรเตอร์ ได้แก่ คอกออด (Venturi) และลิ้นเร่ง (Throttle Valve) เพื่อเปิดปิดให้ส่วนผสมอากาศกับเชื้อเพลิงเข้าห้องเผาไหม้ได้มากหรือน้อย คอกออดการร์บูเรเตอร์ทำหน้าที่ให้อากาศที่ไหลผ่านเกิดสูญญากาศขึ้น ซึ่งสูญญากาศนี้ทำให้หัวน้ำเชื้อเพลิง (Fuel nozzle) จ่ายเชื้อเพลิงออกมาร่วมกับอากาศเป็นฝอยละเอียด (Spray) [19] เมื่อนำการร์บูเรเตอร์ไปติดตั้งเข้ากับเครื่องยนต์ สันดาปภายใน และเมื่อเครื่องยนต์เริ่มทำงาน โดยที่ถูกสูบน้ำลงจะเกิดสูญญากาศขึ้นภายในระบบอกรถ ความแตกต่างระหว่างความกดดันภายในระบบอกรถสูบซึ่งน้อยกว่าความกดดันภายนอก จึงทำให้เชื้อเพลิงและอากาศ ถูกดูดเข้าไปในระบบอกรถ และส่วนคอกออดนี้เองที่ทำให้อากาศที่ไหลผ่านคอกอุดนี้มีความเร็วเพิ่มขึ้น ดังรูปที่ 3.1 ดังนั้นจึงกล่าวได้ว่า ถ้าคอกออดยิ่งเล็ก ปริมาณของเชื้อเพลิงและอากาศที่ไหลผ่านก็ยิ่งมีความเร็วเพิ่มขึ้น เมื่อความเร็วของอากาศเพิ่มขึ้น ความกดดันรอบๆปลายหัวฉีด ก็ลดลงเป็นอัตราส่วนกับความเร็วของอากาศ (ตามทฤษฎีของ Bernoulli) ดังนั้นสูญญากาศที่เกิดขึ้นที่ปลายหัวฉีด จึงเกิดการดูดเชื้อเพลิงออกมาร่วมกับอากาศ การผสมกันในตัวกลไกของการเป็นฝอยละเอียดจะทำให้การคลุกเคลือร่วงจากอากาศกับเชื้อเพลิงดีขึ้น [22]

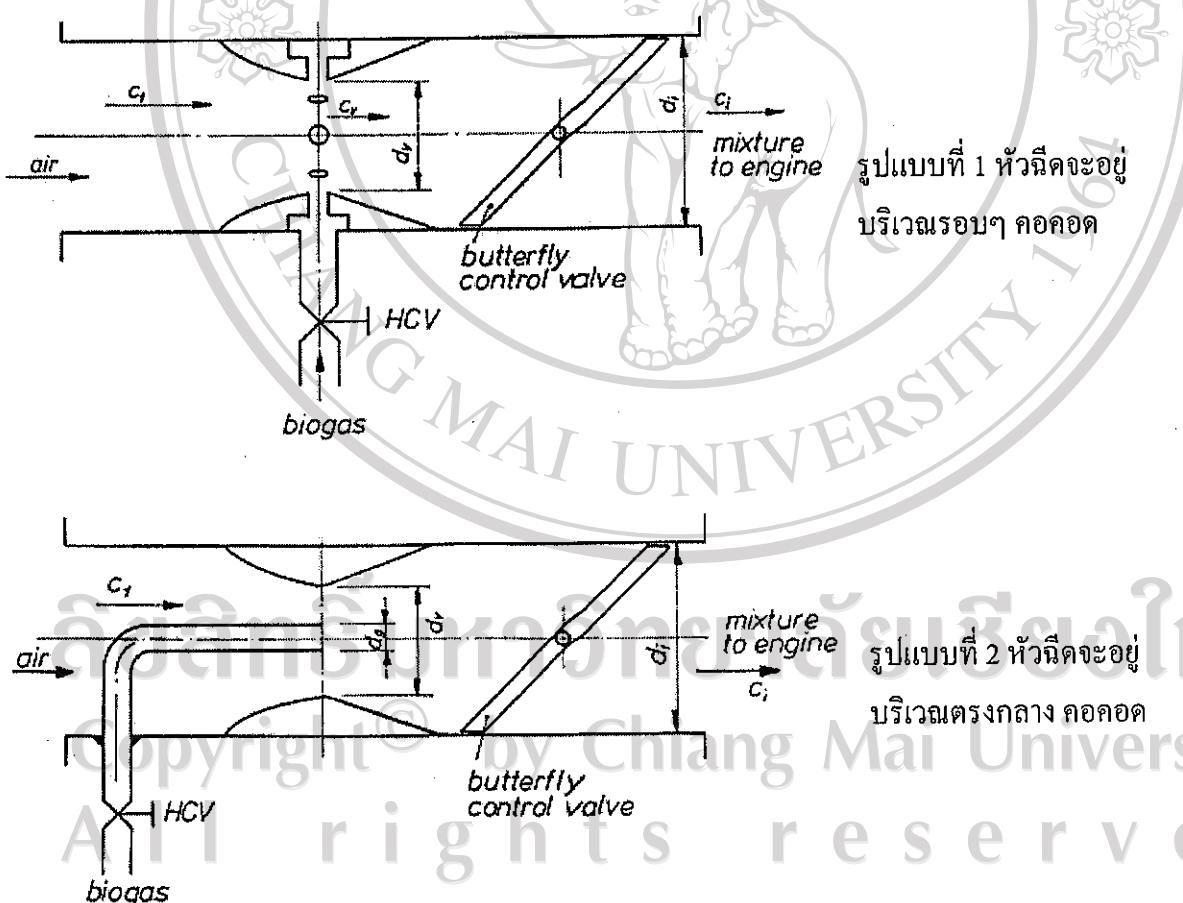


รูปที่ 3.1 ความดันของอากาศที่ไหลผ่านคอกออด [22]

ในการณ์ที่เครื่องยนต์ทำงานที่ความเร็วของคงที่ สัญญาการที่คอกอุดกีจะคงที่ด้วย ฉะนั้น การทำงานของเครื่องยนต์ที่สัญญาการคงที่นี้ แรงดูดของอากาศก็เป็นสัดส่วนโดยตรงกับจำนวน รอบของเครื่องยนต์ ขณะที่เครื่องยนต์ทำงานด้วยความเร็วคงที่ อัตราการไหลของอากาศ ที่ถูกดูด เป็นสัดส่วนโดยตรงกับแรงดูดที่ห่อ [22]

3.2 การออกแบบการรับน้ำเรเตอร์สำหรับเครื่องยนต์สันดาปภายในที่ใช้ก๊าซชีวภาพ

ในการออกแบบการรับน้ำเรเตอร์ที่ใช้กับเชื้อเพลิงที่เป็นของเหลวหรือก๊าซ โดยส่วนใหญ่หัวฉีด เชื้อเพลิงซึ่งติดตั้งอยู่บริเวณคอกอุดของเครื่องน้ำเรเตอร์ ทั้งนี้เพื่อให้เชื้อเพลิงถูกดูดออกมาได้ง่ายที่สุด เนื่องจากในขณะที่อากาศว่างผ่านคอกอุดความกดดันรอบๆ ปลายหัวฉีดจะลดลงจนเป็นสัญญาการ ขึ้นที่ปลายหัวฉีด จึงเกิดการดูดเชื้อเพลิงออกมาพร้อมกับอากาศในลักษณะเป็นฟอยล์ของซึ่งทำ ให้การกลุกเคล้าระหว่างอากาศกับเชื้อเพลิงดีขึ้น สำหรับเครื่องยนต์ที่ใช้ก๊าซชีวภาพเป็นเชื้อเพลิง นิยมออกแบบลักษณะการติดตั้งหัวฉีดการรับน้ำเรเตอร์อยู่ 2 รูปแบบ ดังรูปที่ 3.2 [16]



รูปที่ 3.2 รูปแบบหัวฉีดเชื้อเพลิงซึ่งติดตั้งอยู่บริเวณคอกอุดของเครื่องน้ำเรเตอร์สำหรับเครื่องยนต์ก๊าซ ชีวภาพ [16]

3.3 วัตถุประสงค์ในการออกแบบเครื่องน้ำเรเตอร์

ในการปรับปรุงเครื่องน้ำเรเตอร์สำหรับเครื่องยนต์สันดาปภายในที่ใช้ก๊าซชีวภาพ สำหรับงานวิจัยนี้มีจุดมุ่งหมายที่จะปรับปรุงเครื่องน้ำเรเตอร์เพื่อแก้ไขปัญหาที่เกิดกับชุดผลิตกระแสไฟฟ้าจากเครื่องยนต์ก๊าซชีวภาพที่ใช้งานอยู่เดิม ซึ่งมีขนาดของคอมบอตที่ไม่เหมาะสมกับขนาดความจุและความเร็วของทำงานของเครื่องยนต์ (ใช้เครื่องยนต์สันดาปภายในแบบ 4 สูบ 4 จังหวะ ขนาดความจุ 1,812 cc ทำงานที่ความเร็วรอบ 1,500 rpm) และใช้บล็อกวาวล์ในการควบคุมปริมาณก๊าซชีวภาพโดยมีช่วงในการหมุนปรับ 4.44 % ของระยะการเปิดวาวล์ทั้งหมด ซึ่งช่วงการหมุนปรับนี้ถือว่าแคบมาก ส่งผลให้การปรับส่วนผสมอากาศกับก๊าซชีวภาพเพื่อให้เกิดการเผาไหม้ที่สมบูรณ์และทำให้เครื่องยนต์มีประสิทธิภาพสูงสุดทำได้ยาก อีกทั้งลักษณะของบล็อกวาวล์ยังมีความผิดปกติในขณะทำการหมุนปรับ

ด้วยเหตุนี้จึงต้องทำการปรับปรุงเครื่องน้ำเรเตอร์โดยการออกแบบและสร้างเครื่องน้ำเรเตอร์ขึ้นใหม่โดยให้ขนาดคอมบอตเหมาะสมกับขนาดความจุและความเร็วของทำงานของเครื่องยนต์ โดยใช้เครื่องยนต์สันดาปภายในแบบ 4 สูบ 4 จังหวะ ขนาดความจุ 1,171 cc ทำงานที่ความเร็วรอบคงที่ 3,000 rpm และ 1,500 rpm เป็นชุดทดสอบ โดยต้องกำลังเพลาตรงเข้ากับมอเตอร์เหนี่ยวนำเพื่อผลิตกระแสไฟฟ้า และทดสอบเพื่อเปรียบเทียบประสิทธิภาพการทำงานที่ให้ประสิทธิภาพสูงสุด โดยออกแบบให้สามารถปรับปรุงปริมาณก๊าซชีวภาพโดยการหมุนปรับด้วยมือให้มีความยืดหยุ่นและง่ายต่อการปรับหรือมีช่วงในการหมุนปรับที่กว้างขึ้นกว่าเดิม โดยใช้วิธีการเปลี่ยนพื้นที่หน้าตัดของมนุษย์ก๊าซโดยเพิ่มความคุณปริมาณก๊าซ มีช่วงในการหมุนปรับไม่ต่ำกว่า 20% ของระยะการเปิดทั้งหมดของเข็ม ซึ่งช่วงการหมุนปรับนี้ถือว่ากว้างมากพอที่จะส่งผลให้การปรับส่วนผสมอากาศกับก๊าซชีวภาพให้เข้าสู่สภาพการทำงานที่สมบูรณ์และทำให้เครื่องยนต์มีประสิทธิภาพสูงสุดทำได้โดยง่าย

3.4 สมมุติฐานที่ใช้ในการออกแบบ

ในการออกแบบเครื่องน้ำเรเตอร์สำหรับงานวิจัยนี้เพื่อให้บรรลุวัตถุประสงค์ในการออกแบบ จำเป็นจะต้องอ้างอิงหลักการออกแบบทางทฤษฎีและสมมุติฐานต่างๆที่ได้จากการทดสอบและสภาพการณ์ต่างๆที่ต้องการทดสอบ ได้แก่ อุณหภูมิบรรยายกาศและก๊าซ ความชื้น ความดัน ตลอดจนขนาดความจุและความเร็วของทำงานของเครื่องยนต์ ฉะนั้นเครื่องน้ำเรเตอร์สำหรับงานวิจัยนี้จะมีความเหมาะสมและทำงานได้ดีที่สภาวะใดสภาวะหนึ่งเท่านั้นตามการอ้างอิงหลักการออกแบบทางทฤษฎีและสมมุติฐานดังนี้

ก. ออกแบบเครื่องน้ำเรเตอร์สำหรับเครื่องยนต์สันดาปภายในแบบ 4 สูบ 4 จังหวะ จุดระเบิดด้วยประกายไฟ ขนาดความจุระบบอกรสูบ 1,171 cc ทำงานที่ความเร็วคงที่ 3,000 rpm และ 1,500 rpm โดยต้องกำลังเพลาตรงจากเครื่องยนต์เข้ากับมอเตอร์เหนี่ยวนำเพื่อผลิตกระแสไฟฟ้า

ข. ออกแบบการบูรณะหัวรับเครื่องยนต์ที่แต่เดิมเป็นก้าชโซลิน ขณะนี้ $\theta = 0.25$ [16]

ค. ประสิทธิภาพเชิงคุณของเครื่องยนต์สันดาปภายใน มีค่าอยู่ระหว่าง 0.8-0.9 [16] ขณะนี้

จึงกำหนดให้ประสิทธิภาพเชิงคุณมีค่าเป็น 0.85

ง. ความเร็วอากาศ ณ จุดออกอดควรจะอยู่ในช่วง 100 m/s ถึง 150 m/s ทั้งนี้เพื่อทำให้ความดันอากาศ ณ จุดออกอดต่ำลงอันจะเป็นผลทำให้เกิดการดึงเชื้อเพลิงมาผสมกับอากาศได้ดี [16] ขณะนี้จึงกำหนดให้ความเร็วอากาศที่ออกอดมีค่าเป็น 125 m/s

จ. ความแตกต่างระหว่างความดันอากาศและเชื้อเพลิง ณ จุดออกอดควรจะอยู่ในช่วง 20 ถึง 50 mbar ทั้งนี้เพื่อให้การดึงเชื้อเพลิงมาผสมกับอากาศในปริมาณที่ถูกต้องเป็นไปตามการออกแบบ [16] ขณะนี้จึงกำหนดให้ค่าความแตกต่างนี้มีค่าเป็น 35 mbar

ฉ. ใช้สมมติฐานอากาศและก้าชชีวภาพที่ได้จากการทดสอบ ได้แก่ อุณหภูมิ, ความชื้น สัมพัทธ์ และความดัน เป็นตัวแปรในการคำนวณออกแบบชิ้นส่วนการบูรณะ

ช. ใช้รูปแบบการติดตั้งหัวฉีดทั้งสิ้น 8 รู บริเวณรอบๆ จุดออกอด (ตามรูปที่ 3.2 รูปแบบที่ 1) เนื่องจากมีลักษณะการสร้างที่ง่ายและขนาดความโดยของหัวฉีดก้าชแต่ละรูจะมีขนาดเดียวกันจึงทำให้ขนาดออกอดเล็กลงได้ เป็นผลให้ขนาดของการบูรณะเล็กลงไปด้วย

ช. ไม่มีลิ้นเร่ง (Throttle Valve) เพื่อปิดปิดให้ส่วนผสมอากาศกับก้าชชีวภาพเข้าห้องเผา ใหม่ได้มากหรือน้อย เนื่องจากระบบผลิตกระแสไฟฟ้าจากเครื่องยนต์ทำงานที่ความเร็วคงที่

ฉ. ความลาดเอียงจากตำแหน่งที่แคนสูดของจุดออกอดสู่ฐานการบูรณะควรทำมุมไม่เกิน 10° ทั้งนี้เพื่อเป็นการลดการสูญเสียไห้น้ำลง [16] ขณะนี้จึงกำหนดให้ความลาดเอียงนี้มีค่าเป็น 10°

ญ. ออกแบบลักษณะเข้มควบคุมปริมาณก้าชชีวภาพเป็นรูปพาราโบรา และขั้มนับบริเวณผิวทั้งหมดจึงถือว่าไม่มีความผิดเนื่องจากก้าชสัมผัสกับผิวของเข็ม ทั้งนี้เพื่อให้ในขณะที่เข็มเคลื่อนที่ขึ้น – ลงในระยะเท่าๆ กัน จะทำให้อัตราการเปลี่ยนแปลงพื้นที่หน้าตัดคงที่ เป็นผลทำให้อัตราการเปลี่ยนแปลงปริมาณก้าชคงที่ไปด้วย ดังนั้นจึงทำให้การควบคุมปริมาณก้าชทำได้โดยง่าย และใหม่ ระยะการหมุนเข็มขึ้น – ลง ตั้งแต่ปิดสนิทถึงเปิดสุดเป็นจำนวน 15 รอบ โดยมีระยะพิเศษเคลื่อนที่ 1.75 mm ดังนั้นจะ ได้ระยะการเคลื่อนที่ของเข็มตั้งแต่ปิดสนิทถึงเปิดสุดเป็นระยะ 26.26 mm ซึ่ง ระยะการเคลื่อนที่ของเข็มทั้งหมดนี้จะยังคงทำให้การกลึงเข็มรูปกระทำได้โดยไม่ยากเกินไป และ ระยะพิเศษที่กำหนดนี้มีความโดยเพียงพอที่จะทำให้เกิดความแข็งแรงทนทานต่อการใช้งาน และ หากมีการปรับแต่งบ่อยๆ

ญ. ใช้วัสดุที่มีความทนทานต่อความร้อนที่เกิดจากการแพร่องสีความร้อนจากเครื่องยนต์มายัง บริเวณที่ติดตั้งการบูรณะ และทนทานต่อการกร่อนของไฮโดรเจนซัลไฟด์ (H_2S) ที่ปะปนมา กับก้าชชีวภาพ โดยวัสดุที่ใช้ในการสร้างการบูรณะนี้ได้แก่ อลูมิเนียม, สเตนเลส และ PVC

3.5 ขั้นตอนในการออกแบบเครื่องบูรเตอร์ก๊าซชีวภาพ

สำหรับการการออกแบบเครื่องบูรเตอร์ก๊าซชีวภาพจะต้องคำนวณหาขนาดคอกอดและหัวฉีดควรบูรเตอร์ซึ่งมีขั้นตอนดังนี้ [16]

ก. หาปริมาณอากาศทั้งหมดที่เครื่องยนต์ต้องการบนหน่วย (V_1) จากสมการที่ 3.1

$$V_1 = \frac{V_b \times n}{2000 \times 60} \times \eta_{vol} \quad (\text{สำหรับเครื่องยนต์ 4 จังหวะ}) \quad (3.1)$$

$$= \frac{V_b \times n}{1000 \times 60} \times \eta_{vol} \quad (\text{สำหรับเครื่องยนต์ 2 จังหวะ})$$

โดยที่ V_1 คือ ปริมาณอากาศทั้งหมดที่เครื่องยนต์ต้องการ, (m^3/s)

V_b คือ ปริมาตรความจุทั้งหมดของเครื่องยนต์, (litre)

n คือ ความเร็วรอบของเครื่องยนต์, (rpm)

η_{vol} คือ $\frac{\text{ปริมาณอากาศที่เข้าสู่เครื่องยนต์}}{\text{ปริมาตรของเครื่องยนต์}} = \text{ประสิทธิภาพเชิงดุลของเครื่องยนต์ตันดาบ}$
ภายใน มีค่าอยู่ระหว่าง 0.8-0.9

ข. หาความเร็วอากาศที่ไหลเข้าห้องเผาใหม่เฉลี่ย (C_i) จากสมการที่ 3.2

$$C_i = \frac{V_i}{A_i} \quad (3.2)$$

โดยที่ C_i คือ ความเร็วอากาศที่ไหลเข้าห้องเผาใหม่เฉลี่ย, (m/s)

V_i คือ ปริมาณอากาศทั้งหมดที่เครื่องยนต์ต้องการ, (m^3/s) = V_1

A_i คือ พื้นที่หน้าตัดภายในของฐานคอกอดก่อนเข้าเครื่องยนต์ = $\frac{1}{4} \times d_i^2 \times \pi$, (m^2)

d_i คือ เส้นผ่านศูนย์กลางภายในของฐานคอกอดก่อนเข้าเครื่องยนต์, (m)

ค. หาพื้นที่หน้าตัด (Cross – section area) ของคอกอดส่วนที่แคบที่สุด (A_v) จากสมการที่ 3.3

$$A_v = A_i \times \frac{C_i}{C_v} \quad (3.3)$$

โดยที่ A_v คือ พื้นที่หน้าตัด (Cross – section area) ของคอกอด, (m^2)

A_i คือ พื้นที่หน้าตัดในส่วนของฐานคอกอดก่อนเข้าเครื่องยนต์ = $\frac{1}{4} \times d_i^2 \times \pi$, (m^2)

C_i คือ ความเร็วอากาศที่ไหลเข้าห้องเผาใหม่เฉลี่ย, (m/s)

C_v คือ ความเร็วอากาศที่คอกอด โดยที่ $100 \text{ m/s} \leq C_v \leq 150 \text{ m/s}$

4. หาขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางของคอกออดส่วนที่แคบที่สุด (d_v) จากสมการที่ 3.4

$$d_v = \sqrt{\frac{4 A_v}{\pi}} = \sqrt{\frac{4 A_i C_i}{\pi C_v}} \quad (3.4)$$

โดยที่ d_v คือ เส้นผ่านศูนย์กลางของคอกออด , (m)

A_v คือ พื้นที่หน้าตัด (Cross – section area) ของคอกออด , (m^2)

ในการคำนวณแบบใช้หัวนีดเพียงตัวเดียวจะต้องหาพื้นที่หน้าตัดของคอกออดส่วนที่แคบที่สุดใหม่คือ (A_v^*) จากสมการที่ 3.5

$$A_v^* = A_v - A_g \quad (3.5)$$

โดยที่ A_v^* คือ พื้นที่หน้าตัด (Cross – section area) ของคอกออดใหม่ , (m^2)

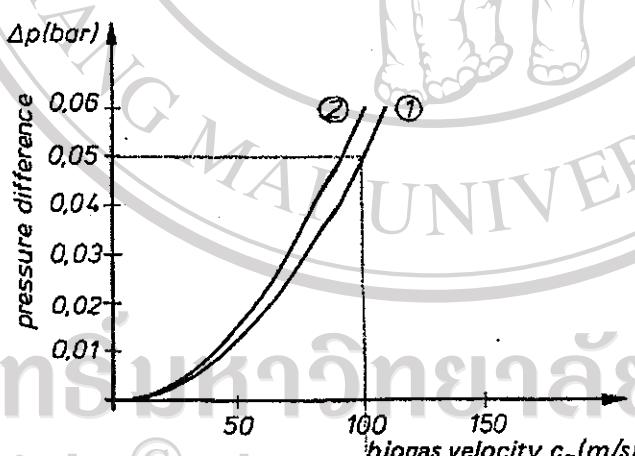
A_v คือ พื้นที่หน้าตัด (Cross – section area) ของคอกออดเดิม , (m^2)

A_g คือ พื้นที่หน้าตัด (Cross – section area) ของหัวนีดก๊าซ , (m^2) หาก

$$A_g = \frac{f_c}{C_g} \quad (3.6)$$

โดยที่ f_c คือ อัตราการสิ้นเปลืองเชื้อเพลิง , (m^3/hr) (หาจากสมการที่ 2.12)

C_g คือ ความเร็วของก๊าซที่ผ่านหัวนีดก๊าซ , (m/s) (จากรูปที่ 3.3)



รูปที่ 3.3 ความสัมพันธ์ระหว่างความเร็วของก๊าซชีวภาพที่ผ่านหัวนีด(c_g) กับความแตกต่างของความดันก๊าซชีวภาพในท่อและที่หัวนีด โดย ① gas density $\rho = 1.0 \text{ kg/m}^3$, ② gas density $\rho = 1.2 \text{ kg/m}^3$ [16]

จากรูปที่ 3.3 เมื่อ ΔP = ความแตกต่างของความดันก๊าซชีวภาพในท่อและที่หัวนีด (bar)

และ ΔP จะอยู่ในช่วง $20 - 50 \text{ mbar} = 0.02 - 0.05 \text{ bar}$ [16]

เลขที่.....
สำนักหอสมุด มหาวิทยาลัยเชียงใหม่

จ. หาขนาดของเส้นผ่านศูนย์กลางหัวฉีดก๊าซ (d_g) จากสมการที่ 3.7

$$d_g = \sqrt{\frac{4A_g}{\pi}} \quad (3.7)$$

โดยที่ d_g คือ เส้นผ่านศูนย์กลางหัวฉีดก๊าซ , (m)

A_g คือ พื้นที่หน้าตัด (Cross – section area) ของหัวฉีดก๊าซ , (m^2)

3.6 การคำนวณขนาดส่วนประกอบของเครื่องเรตอร์ก๊าซชีวภาพ

ส่วนประกอบหลักของการร์บูโรเตอร์ก๊าซชีวภาพที่ต้องคำนวณขนาดสัดส่วนที่ถูกต้องสำหรับงานวิจัยนี้มีด้วยกัน 3 ส่วนหลัก คือ ส่วนที่เป็นคอกอด (Venturi), นมหูหรือหัวฉีดจ่ายก๊าซชีวภาพ (Main jet) และเข็มควบคุมปริมาณก๊าซชีวภาพ (Needle) ส่วนประกอบอื่นๆจะออกแบบเพื่อให้สอดคล้องกับลักษณะการติดตั้งเข้ากับท่อร่วม ไอดีของเครื่องยนต์ โดยคำนึงถึงสภาพการณ์ในการใช้งาน, ความสะดวกในการติดตั้งและถอดประกอบ, การบำรุงรักษา, นำหนัก ตลอดจนต้นทุนในการสร้างด้วย โดยส่วนประกอบ 3 ส่วนหลักของการร์บูโรเตอร์ก๊าซชีวภาพมีวิธีการคำนวณดังนี้

3.6.1 การคำนวณขนาดคอกอดเครื่องเรตอร์

ในการหาขนาดคอกอดของเครื่องเรตอร์ เพื่อให้เหมาะสมแก่การทำงานที่ความเร็วรอบคงที่นั้น สามารถทำได้โดยการคำนวณดังต่อไปนี้

ก. หาปริมาณอากาศที่เครื่องยนต์ต้องการจากสมการที่ 3.1

$$V_i = \left(\frac{V_h \times n}{2000 \times 60} \right) \times \eta_{vol}$$

โดยที่ เครื่องยนต์ขนาด $V_h = 1,171 \text{ cc} = 1.171 \text{ liter}$

ที่ความเร็วรอบ $n = 3,000 \text{ rpm}$

ประสิทธิภาพดูด $\eta_{vol} = 0.85 = 85\% [16]$

$$\therefore V_i = \left(\frac{1.171 \times 3000}{2000 \times 60} \right) \times 0.85 = 0.025 \text{ m}^3/\text{s}$$

ข. หาความเร็วอากาศที่เข้าห้องเผาใหม่เฉลี่ยจากสมการที่ 3.2

$$C_i = \frac{V_i}{A_i}$$

$$\text{และ } A_i = \frac{\pi d_i^2}{4}$$

เครื่องยนต์มีขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางฐานเครื่องเรตอร์ $d_i = 0.052 \text{ m}$

$$\therefore A_i = \frac{\pi \times 0.052^2}{4} = 0.0021 \text{ m}^2$$

$$\therefore \text{ได้ } C_i = \frac{0.025}{0.0021} = 11.9 \text{ m/s}$$

ค. หาขนาดพื้นที่หน้าตัดของกอคอดคาร์บูเรเตอร์จากสมการที่ 3.3

$$A_v = \frac{A_i C_i}{C_v}$$

ความเร็วอากาศที่ไหลผ่านกอคอด (C_v) ควรจะอยู่ในช่วง 100 – 150 m/s [16]

∴ จึงกำหนดให้ C_v เป็น 125 m/s

$$\therefore A_v = \frac{0.0021 \times 11.9}{125} = 0.0002 \text{ m}^2$$

ง. หาขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางกอคอดคาร์บูเรเตอร์จากสมการที่ 3.4

$$d_v = \sqrt{\frac{4A_v}{\pi}} = \sqrt{\frac{4 \times 0.0002}{\pi}} = 0.016 \text{ m} = 16 \text{ mm}$$

3.6.2 การคำนวณขนาดหัวฉีดหรืออนหนูก๊าซชีวภาพ

ในการคำนวณขนาดหัวฉีดหรืออนหนูก๊าซชีวภาพเพื่อให้สามารถกำหนดปริมาณก๊าซชีวภาพที่เหมาะสมแก่ความต้องการของเครื่องยนต์ที่สภากาชาดการทำงานใดๆ นั้น จำเป็นจะต้องคำนึงถึงรูปแบบและวิธีการ โดยสามารถทำได้โดยการคำนวณดังต่อไปนี้

ก. หาค่าความถ่วงจำเพาะของมีเทนในก๊าซชีวภาพจากสมการที่ 2.3

$$\rho_{CH_4,act} = \rho_{CH_4,std} \times \left(\frac{P_{act} \times T_{std}}{P_{std} \times T_{act}} \right)$$

โดยที่ ความถ่วงจำเพาะของมีเทนที่สภากาชาดมาตรฐาน ($\rho_{CH_4,std}$) = 0.72 kg/m³ [16]

อุณหภูมิของมีเทนที่สภากาชาดมาตรฐาน (T_{std}) = 0°C = 273 °K [16]

ความดันบรรยายอากาศเฉลี่ยที่สภากาชาดมาตรฐาน (P_{std}) = 1013 mbar [16]

อุณหภูมิบรรยายอากาศเฉลี่ย (T_{act}) = 29.34 °C = 302.34 °K (จากการทดสอบ)

อุณหภูมิก๊าซชีวภาพเฉลี่ย (T_{bg}) = 32.34 °C = 305.34 °K (จากการทดสอบ)

ความชื้นสัมพัทธ์ของก๊าซชีวภาพ (% RH_{bg}) = 84% (จากการทดสอบ)

ความดันของก๊าซชีวภาพ (P_{bg}) = 0.4 mbar (จากการทดสอบ)

และจากรูปที่ 2.6 ที่ $T_{bg} = 32.34 °C$ และ $RH = 84%$ จะได้ $P' = 44$ mbar

∴ หาความดันรวมของก๊าซชีวภาพจากสมการที่ 2.2

$$P_{t,act} = P_{std} + P_{bg} - P' = 1013 + 0.4 - 44 = 969.4 \text{ mbar}$$

$$\therefore \rho_{\text{CH}_4,\text{act}} = 0.72 \times \left(\frac{969.4 \times 273}{1013 \times 302.34} \right) = 0.622 \text{ kg/m}^3$$

ข. หาค่าความร้อนของก๊าซชีวภาพจากสมการที่ 2.4

$$H_{u,\text{act}} = \frac{V_{\text{CH}_4}}{V_{\text{tot}}} \times \rho_{\text{CH}_4,\text{act}} \times H_{u,n}$$

ก๊าซชีวภาพที่ใช้ในการทดลองมีปริมาณก๊าซมีเทน (CH_4) อยู่ 74% โดยปริมาตร (จากการทดสอบ) และค่าความร้อนของก๊าซชีวภาพที่สภาวะมาตรฐาน ($H_{u,n}$) = 50,000 kJ/kg [16]

$$\therefore H_{u,\text{act}} = 0.74 \times 0.622 \times 50,000 = 23,014 \text{ kJ/m}^3$$

ค. หาอัตราการสิ้นเปลืองเชื้อเพลิงจากสมการที่ 2.12

$$f_c = \frac{1}{\eta} \times P_{\text{match}} \times \frac{1}{H_{u,\text{act}}} \times 3600$$

เครื่องยนต์ที่ใช้ดัดแปลงมาจากเครื่องยนต์ก๊าซโซลิน จึงให้ $\eta = 0.25$ [16]

เครื่องยนต์ถูกนำมาปั่นต่อตรงเข้ากับมอเตอร์เหนี่ยววนนำด 18 kW $\therefore P_{\text{match}} = 18$

$$\therefore f_c = \frac{1}{0.25} \times 18 \times \frac{1}{23014} \times 3600 = 11.26 \text{ m}^3/\text{hr}$$

ง. หาความเร็วก๊าซชีวภาพที่ว่างผ่านหม้อนุ่ม ดังต่อไปนี้

ความดันแตกต่าง (ΔP) ควรจะอยู่ในช่วง 20 – 50 mbar [16]

$$\therefore \text{จึงให้ } \Delta P = 35 \text{ mbar} = 0.035 \text{ bar}$$

จากรูปที่ 3.3 ที่ $\Delta P = 0.035 \text{ bar}$, $\rho_{\text{CH}_4,\text{act}} = 0.622 \text{ kg/m}^3$ จะได้ $C_g = 100 \text{ m/s}$

จ. หาพื้นที่หน้าตัดบนหม้อนุ่มจากสมการที่ 3.6

$$A_g = \frac{f_c}{3600 C_g} = \frac{11.26}{3600 \times 100} = 0.000031 \text{ m}^2$$

ฉ. หาขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางบนหม้อนุ่มจากสมการที่ 3.7

$$d_g = \sqrt{\frac{4A_g}{\pi}} = \sqrt{\frac{4 \times 0.000031}{\pi}} = 0.0063 \text{ m} = 6.3 \text{ mm}$$

ช. หาขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางบนหม้อนุ่มจากก๊าซชีวภาพทั้ง 8 รู รอบๆ คอกดจากการแปลง

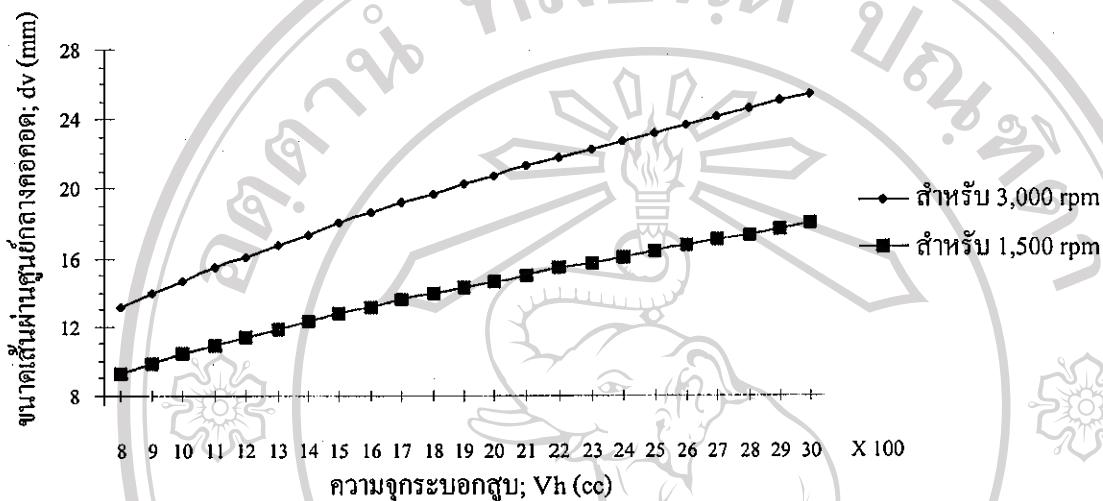
สมการที่ 3.7 ดังนี้

$$d_g = \sqrt{\frac{A_g}{2\pi}} = \sqrt{\frac{0.000031}{2\pi}} = 0.0022 \text{ m} = 2.2 \text{ mm}$$

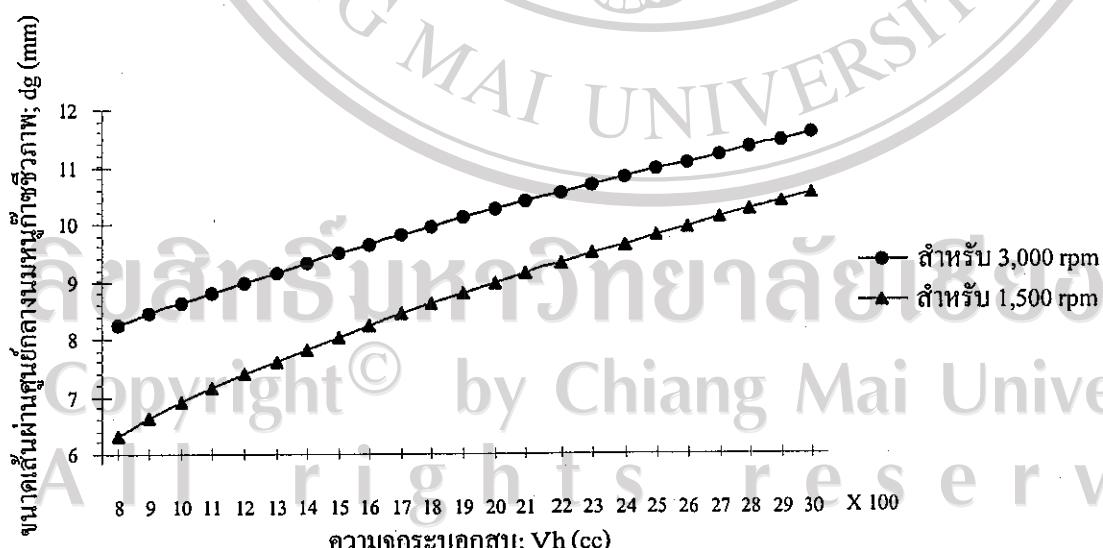
ทั้งนี้เนื่องจากคอกสว่านในการเจาะที่ใกล้เคียงที่สุดที่เป็นไปได้ คือขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 3 mm

\therefore ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางบนหม้อนุ่มจากก๊าซชีวภาพทั้ง 8 รู รอบๆ คอกดจึงควรเป็น 3 mm

และการออกแบบเพื่อหาขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางคอกคอดและขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง
นมหมูหรือหัวฉีดก๊าซชีวภาพ ผู้วิจัยได้จัดทำกราฟแสดงความสัมพันธ์ระหว่างขนาดเส้นผ่านศูนย์
กลางคอกคอดและขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางนมหมูหรือหัวฉีดก๊าซชีวภาพกับขนาดความจุระบบออก
สูบของเครื่องยนต์ตั้งแต่ขนาด 800 cc ถึง 3,000 cc โดยทำงานที่ความเร็วรอบคงที่ 3,000 rpm และ
1,500 rpm เพื่อให้เกิดอัตราการไหลของนมหมูที่สูงที่สุด



รูปที่ 3.4 ความสัมพันธ์ระหว่างขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางคอกคอดกับความจุระบบออกสูบที่สภาวะ
การทำงาน 3,000 rpm และ 1,500 rpm



รูปที่ 3.5 ความสัมพันธ์ระหว่างขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางคอกคอดกับความจุ
ระบบออกสูบที่สภาวะการทำงาน 3,000 rpm และ 1,500 rpm

3.6.3 การออกแบบลักษณะเข็มควบคุมปริมาณก้าชชีวภาพ

ในการออกแบบลักษณะของเข็มควบคุมปริมาณก้าชชีวภาพในการวิจัยนี้จะใช้สมมุติฐานที่ว่า ถ้าหากทำการออกแบบเข็มเป็นรูปทรงกรวย เมื่อทำการปรับสกรูควบคุมเข็มโดยการหมุน ในแต่ละครองของการหมุน จะทำให้เข็มถูกยกขึ้นหรือลงเป็นระยะเท่าๆกัน ซึ่งถ้าเข็มเป็นรูปทรงกรวยแล้ว ในขณะที่เข็มถูกยกขึ้นหรือลงในแต่ละครั้งที่เป็นระยะเท่าๆกันนั้น พื้นที่หน้าตัดของเข็มจะมีขั้ตระการเปลี่ยนแปลงที่ไม่เท่ากัน กล่าวคือ หากเข็มถูกยกสูงขึ้นอย่างต่อเนื่อง พื้นที่หน้าตัดของเข็มจะลดลงในอัตราที่มากขึ้น ซึ่งก็คือจะทำให้อัตราการเปลี่ยนแปลงของพื้นที่หน้าตัดมากขึ้นตามไปด้วย ด้วยเหตุนี้จะทำให้การควบคุมปริมาณก้าชยกขึ้นตามไปด้วย เนื่องจากมีการเปลี่ยนแปลงที่ไม่คงที่ ดังนั้นจึงต้องควบคุมพื้นที่หน้าตัดของเข็มให้มีอัตราการเปลี่ยนแปลงพื้นที่ที่คงที่ตลอดเวลา เมื่อมีการปรับเข็มให้ขึ้นหรือลงในแต่ละครั้งที่ระยะเท่าๆกัน โดยเมื่อสมมติให้ไม่มีความผิดเนื่องจากก้าช สัมผัสกับผิวของเข็ม จะสามารถคำนวณได้ดังนี้

ต้องการให้มีระยะการหมุนเข็มขึ้น – ลง ตั้งแต่ปีดสนิทถึงเปิดสุดเป็นจำนวน 15 รอบ และ กำหนดระยะพิเศษของการหมุน = 1.75 mm

$$\therefore \text{ระยะการหมุนเข็มขึ้น – ลง} \text{ ตั้งแต่ปีดสนิทถึงเปิดสุด} (L_{\max}) = 1.75 \times 15 = 26.25 \text{ mm}$$

$$\therefore \text{กำหนดให้ } \text{ ณ จุดโคนเข็มเป็นจุดเริ่มต้นและห่างจากปลายเข็มเป็นระยะ } L_0 = 26.25 \text{ mm}$$

$$\therefore \text{ณ จุดห่างจากโคนเข็ม 1 รอบเกลียว จะเป็นระยะห่างจากปลายเข็ม } L_1 = 26.25 - 1.75 \\ = 24.5 \text{ mm}$$

$$\therefore \text{ณ จุดห่างจากโคนเข็ม 2 รอบเกลียว จะเป็นระยะห่างจากปลายเข็ม } L_2 = 24.5 - 1.75 \\ = 22.75 \text{ mm}$$

จากขนาดรูรักษารอบๆดอดทั้ง 8 รู มีขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 3 mm

$$\therefore \text{พื้นที่หน้าตัดรวมของรูรักษาทั้ง 8 } (A_t) = \frac{\pi D^2}{4} \times 8 = \frac{\pi \times 3^2}{4} \times 8 = 56.55 \text{ mm}^2$$

$$\therefore \text{ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง } (D_t) = \sqrt{\frac{4A_t}{\pi}} = \sqrt{\frac{4 \times 56.55}{\pi}} = 9 \text{ mm}$$

ดังนั้นจึงให้เข็มมีขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางที่ใหญ่ที่สุด (โคนเข็ม) $D_0 = 9 \text{ mm}$

$$\therefore \text{พื้นที่หน้าตัด } \text{ ณ จุดโคนเข็ม } (A_0) = \frac{\pi D_0^2}{4} = \frac{\pi \times 9^2}{4} = 63.6172512 \text{ mm}^2$$

และพื้นที่วงกลมจะต้องคล่องเท่าๆกันในทุกๆรอบเกลียว

$$\therefore \text{พื้นที่หน้าตัด } \text{ ณ จุดห่างจากโคนเข็ม 1 รอบเกลียว } (A_1) = 63.6172512 - \left(\frac{63.6172515}{15} \right) \\ = 59.3761012 \text{ mm}^2$$

$$\therefore \text{พื้นที่หน้าตัด ณ จุดห่างจากโคนเข็ม 2 รอบเกลียว } (A_2) = 59.3761012 - \left(\frac{63.6172515}{15} \right)$$

$$= 55.1349511 \text{ mm}^2$$

จะเห็นได้ว่าพื้นที่หน้าตัด A_1 ต่างจาก A_2 คือ $A_1 = 63.6172512 - 59.3761012 = 4.24115008 \text{ mm}^2$
และพื้นที่หน้าตัด A_1 ต่างจาก A_2 คือ $A_2 = 59.3761012 - 55.1349511 = 4.24115008 \text{ mm}^2$

ซึ่งมีระยะความแตกต่างของพื้นที่ที่เท่ากันในทุกๆ รอบของการหมุน

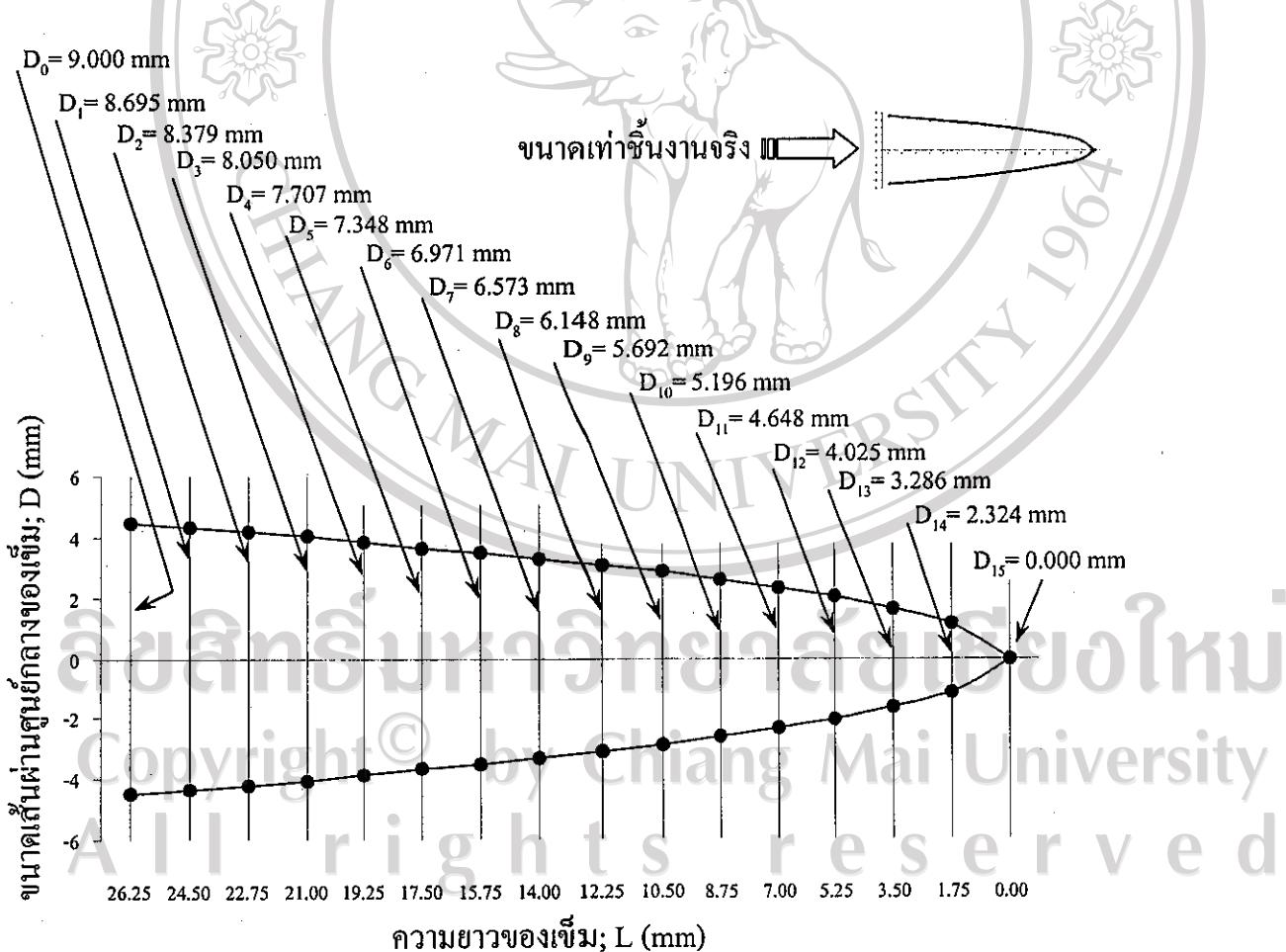
\therefore ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางของเข็ม ณ จุดห่างจากโคนเข็ม 1 รอบเกลียว (D_1) ดังนี้

$$D_1 = \sqrt{\frac{4A_1}{\pi}} = \sqrt{\frac{4 \times 59.3761012}{\pi}} = 8.694826 \text{ mm}$$

\therefore ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางของเข็ม ณ จุดห่างจากโคนเข็ม 2 รอบเกลียว (D_2) ดังนี้

$$D_2 = \sqrt{\frac{4A_2}{\pi}} = \sqrt{\frac{4 \times 55.1349511}{\pi}} = 8.378544 \text{ mm}$$

ทำการคำนวณในลักษณะเดียวกันนี้จนถึงปลายเข็ม L_{15} จะได้สัดส่วนดังรูปที่ 3.6



รูปที่ 3.6 สัดส่วนของเข็มควบคุมปริมาณก๊าซเชื้อกาศ

3.7 การเขียนและสร้างแบบкар์บูเรเตอร์

เมื่อกำนัณนาคของชิ้นส่วนหลักของการบูร์ได้แล้ว จึงทำการเขียนแบบเพื่อสร้างเป็นชิ้นงานต่อไป สำหรับการออกแบบการบูร์ในงานวิจัยนี้ ผู้วิจัยได้ทำการออกแบบและสร้างการบูร์ขึ้นตามแบบไว้ทั้งสิ้น 2 ชุด โดยใช้การเขียนแบบลายเส้น ใช้หลักการเขียนแบบและการระบุรายละเอียดต่างๆ ในแบบ อ้างอิงจาก [33,34] สำหรับในขั้นตอนการสร้างขึ้นตามแบบจะใช้วิธีการกลึงขึ้นรูปเป็นส่วนใหญ่ โดยพื้นผิวชิ้นงานที่ต้องการลดความฝิดอันเนื่องจากการสัมผัสโดยตรงของก้าชชีวภาพกับผิวสัมผัจจะใช้วิธีการขัดมัน โดยแสดงค่าความเป็นมันในลักษณะของค่าความหยาบ โดยแสดงสัญลักษณ์เป็นชั้นความหยาบ (N) ซึ่งชั้นความหยาบยิ่งน้อยเท่าใดความเป็นมันของพื้นผิวก็ยิ่งมากขึ้นเท่านั้น ดังแสดงในตารางที่ 3.1 [33]

ตารางที่ 3.1 สัญลักษณ์แสดงค่าความเป็นมันในลักษณะของค่าความหยาบและชั้นความหยาบ [33]

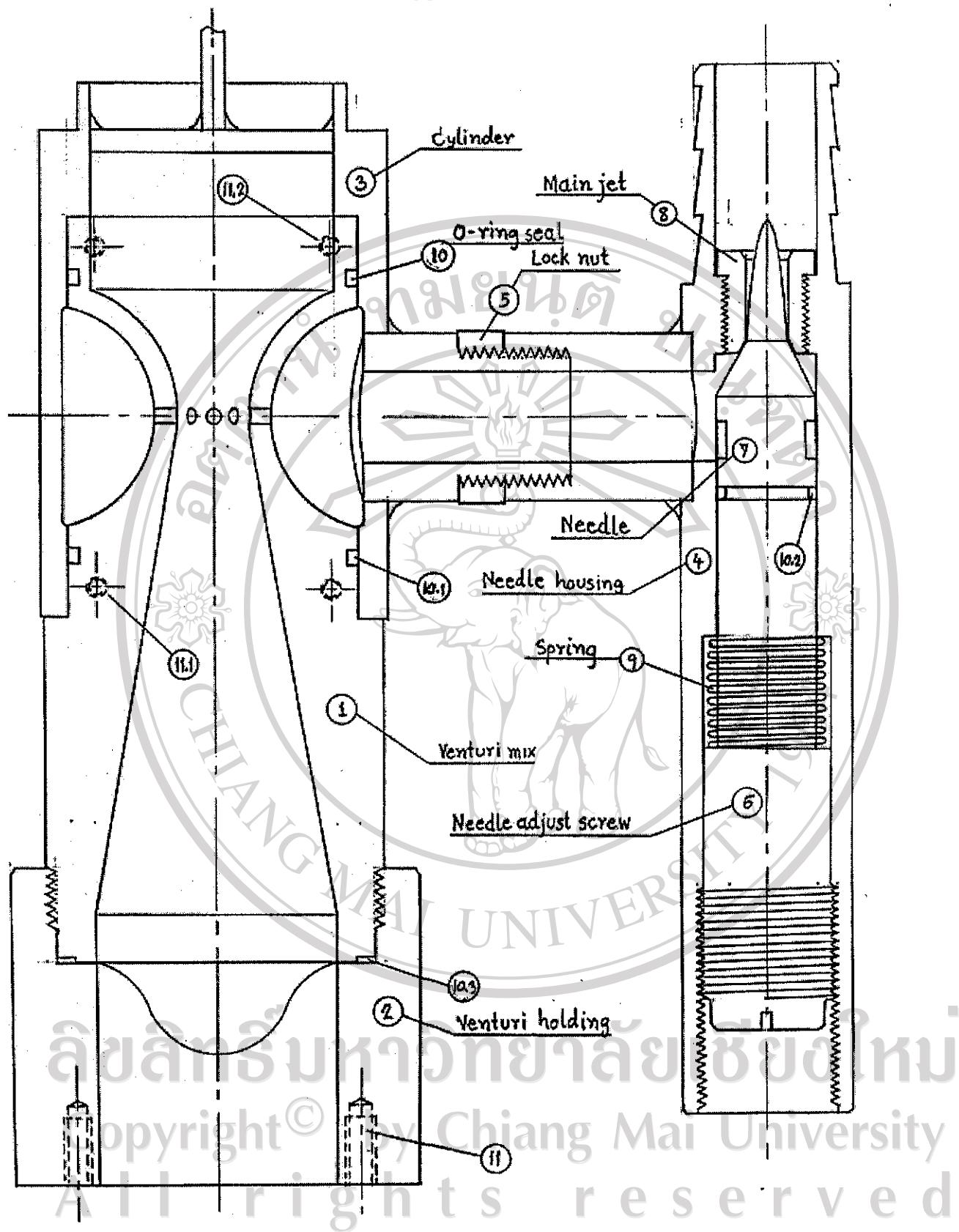
ค่าความหยาบ; Ra (ไมโครเมตร)	ชั้นความหยาบ
50	N 12
25	N 11
12.5	N 10
6.3	N 9
3.2	N 8
1.6	N 7
0.8	N 6
0.4	N 5
0.2	N 4
0.1	N 3
0.05	N 2
0.025	N 1

3.7.1 แบบลายเส้นคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 1

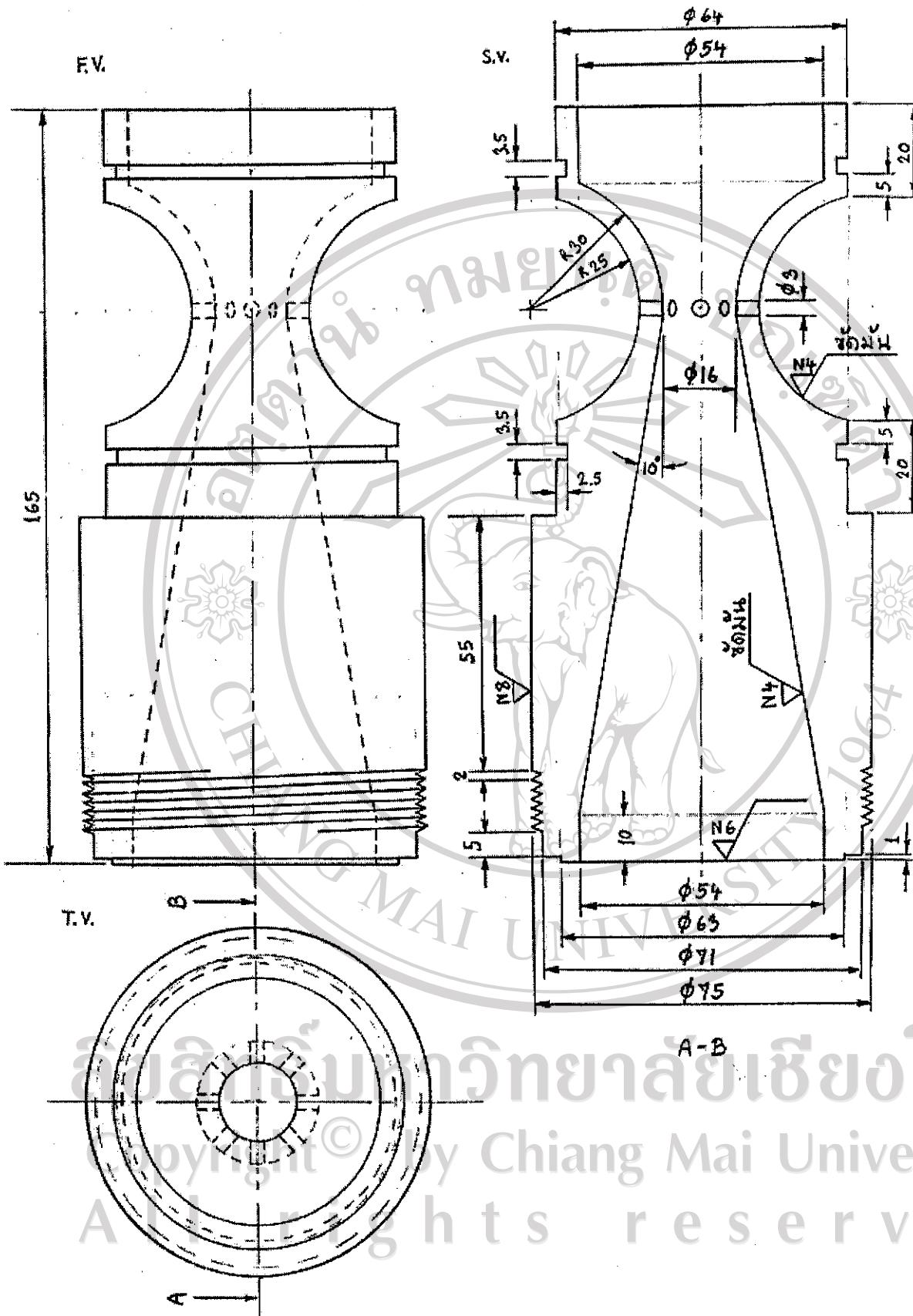
คาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 1 ประกอบไปด้วยชิ้นส่วนทั้งสิ้น 16 ชิ้น ดังแสดงชิ้นส่วนและรายละเอียดของคาร์บูเรเตอร์ดังตารางที่ 3.2 และมีชิ้นส่วนทั้งสิ้น 8 ชิ้นที่สร้างขึ้นโดยวิธีการกลึงขึ้นรูปโดยแสดงแบบลายเส้นในรูปที่ 3.7-3.15 และแสดงภาพถ่ายการบูร์ชุดที่ 1 ที่สร้างขึ้นตามแบบในรูปที่ 3.16-3.17

ตารางที่ 3.2 ชิ้นส่วนและรายละเอียดของคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 1

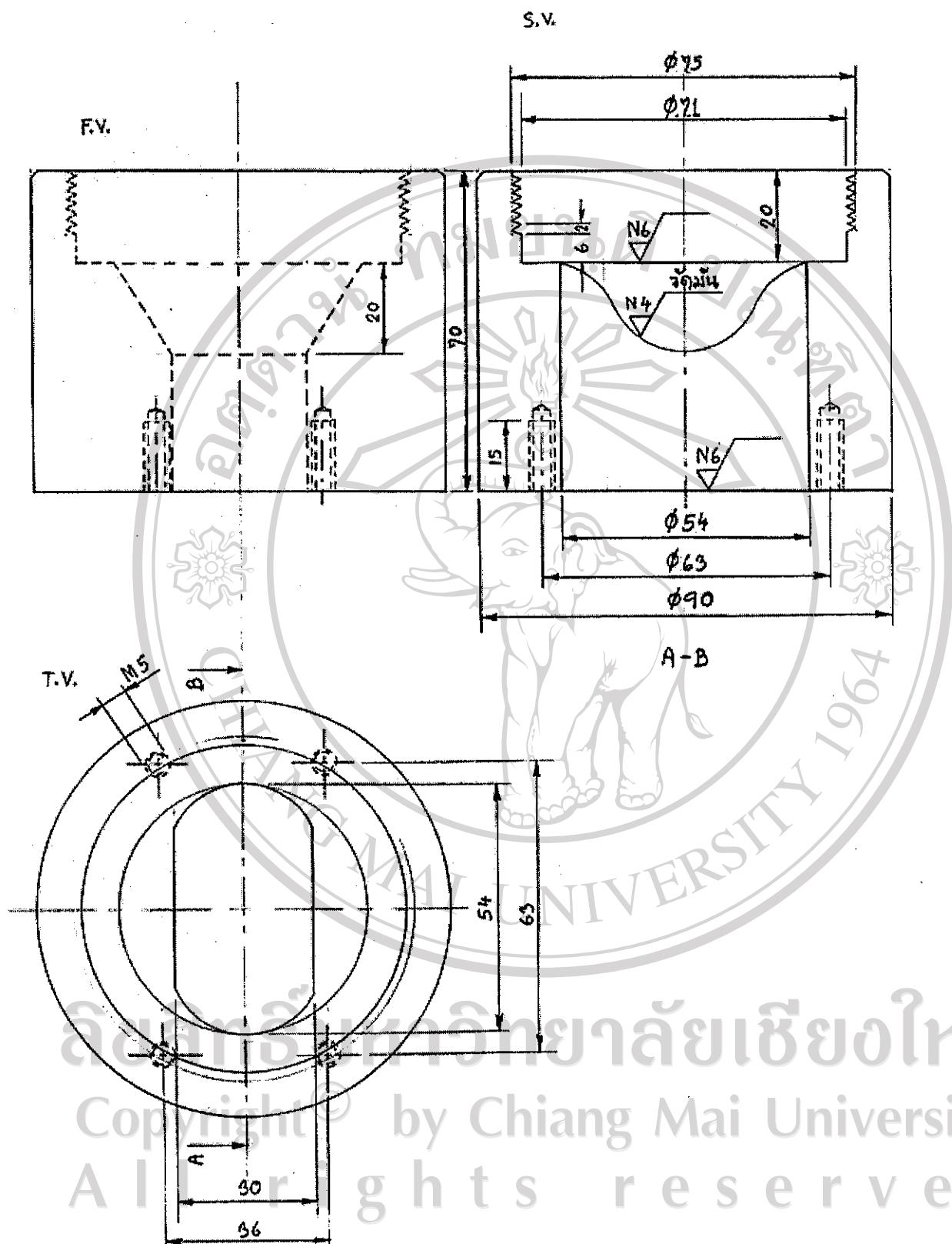
เลขชิ้นส่วน	ชื่อส่วนประกอบ	วัสดุ	จำนวน
1	Venturi mix	อลูมิเนียมเนื้อยา	1
2	Venturi holding	สแตนเลส	1
3	Cylinder	สแตนเลส	1
4	Needle housing	สแตนเลส	1
5	Lock nut	สแตนเลส หรือเหล็กเนื้อยา	1
6	Needle adjust screw	สแตนเลส	1
7	Needle	สแตนเลส	1
8	Main jet	สแตนเลส	1
9	Spring	สปริงชรรรมดา ขึ้นรูปขลังร้อน(24×1.5 mm)	1
10, 10.1	O-ring seal	ยางทนความร้อนและเคมี(59×3 mm)	2
10.2	O-ring seal	ยางทนความร้อนและเคมี(17×2.5 mm)	1
10.3	O-ring seal	ยางทนความร้อนและเคมีแบบแบน(71×1.5 mm)	1
11	ไส่สลักเกลียว	สลักเกลียวทรงกระบอก(CM5×80 DIN 933,961)	4
11.1, 11.2	ไส่สลักเกลียว	สลักเกลียวมีเบ้ารูปหกเหลี่ยม(M4×5 DIN 933,961)	8



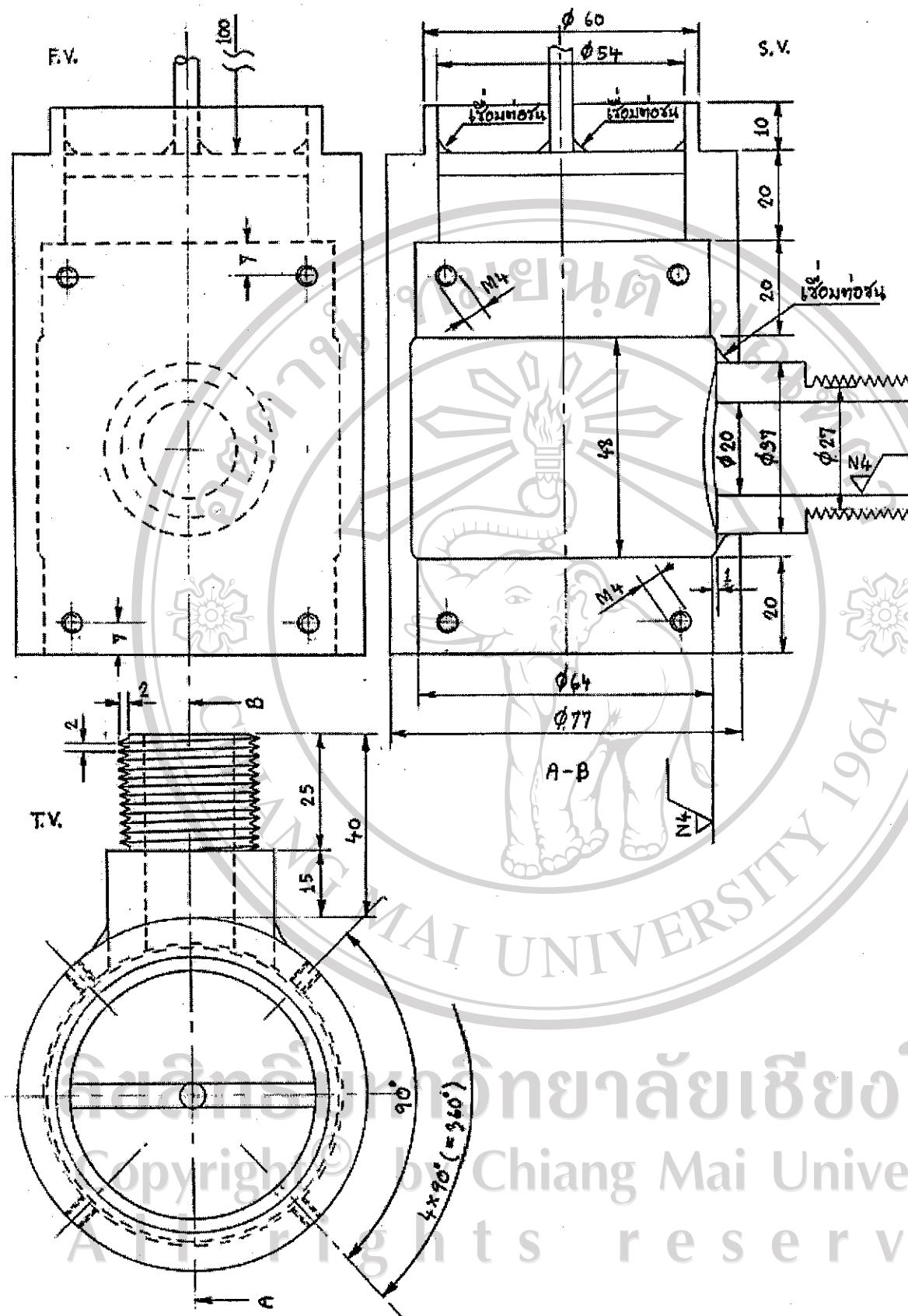
รูปที่ 3.7 แบบลายเส้นการรวมคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 1



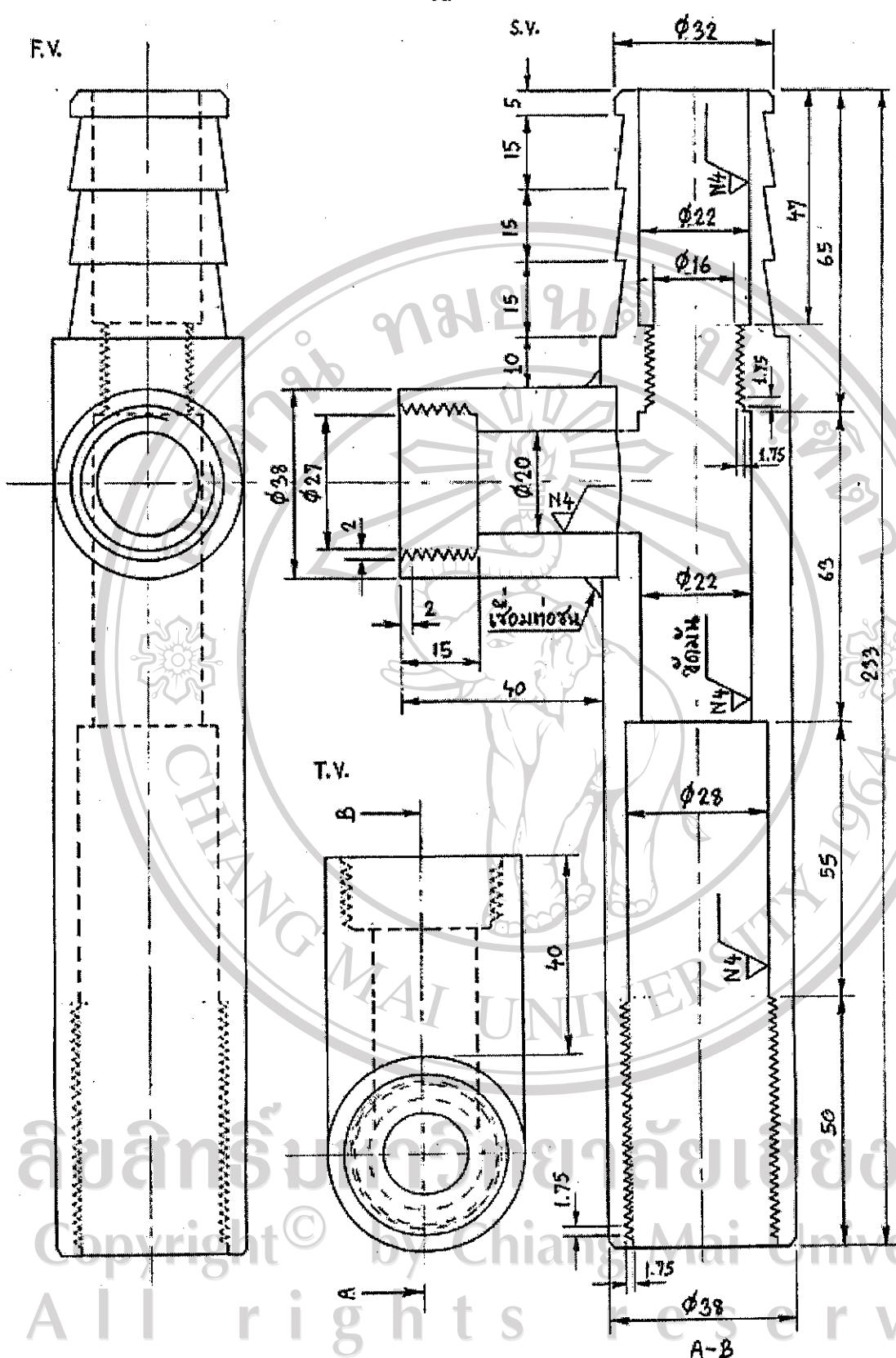
รูปที่ 3.8 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 1 (Venturi mix) คาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 1



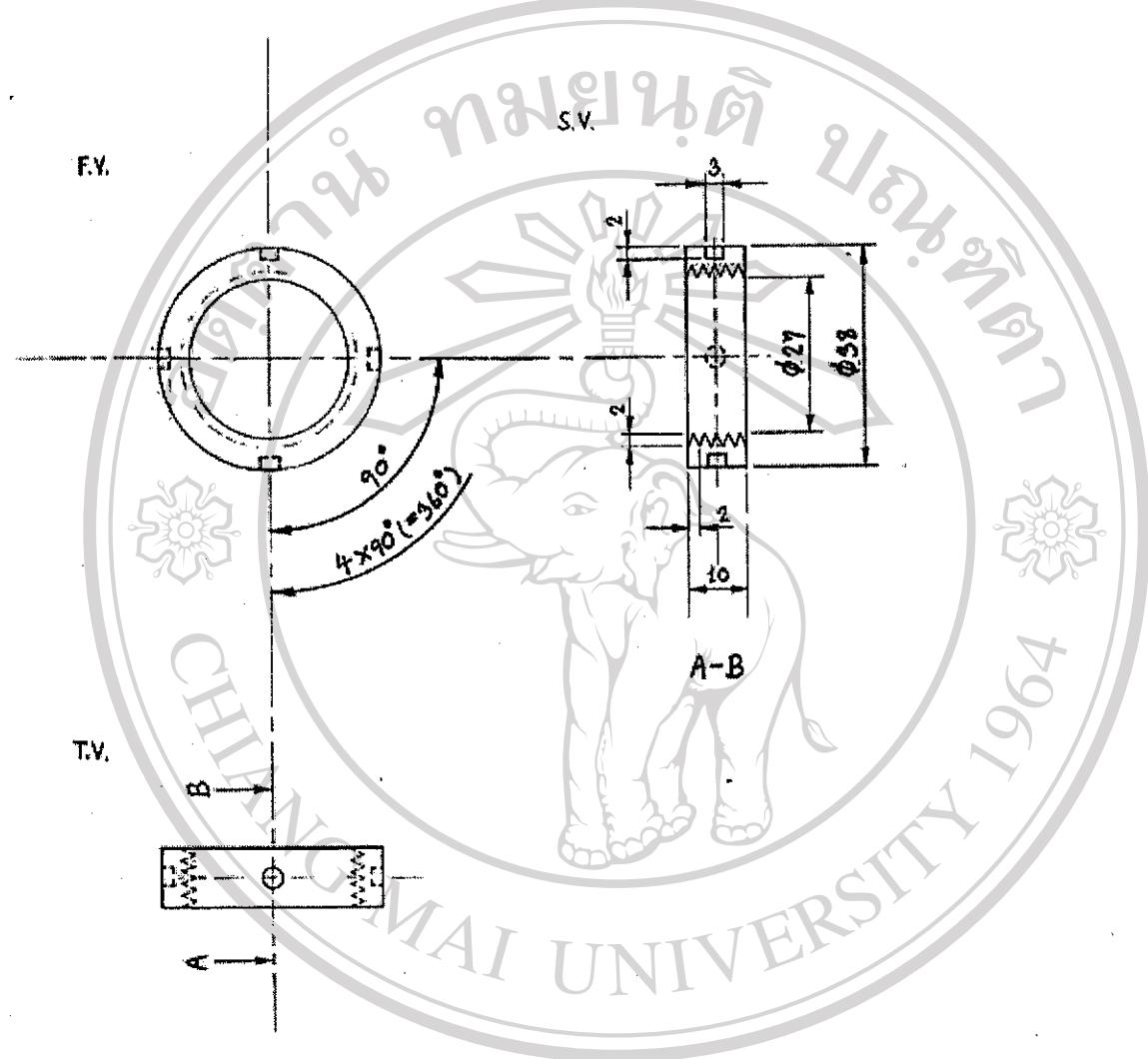
รูปที่ 3.9 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 2 (Venturi holding) кар์บูเรเตอร์ชุดที่ 1



รูปที่ 3.10 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 3 (Cylinder) кар์บูเรเตอร์ชุดที่ 1

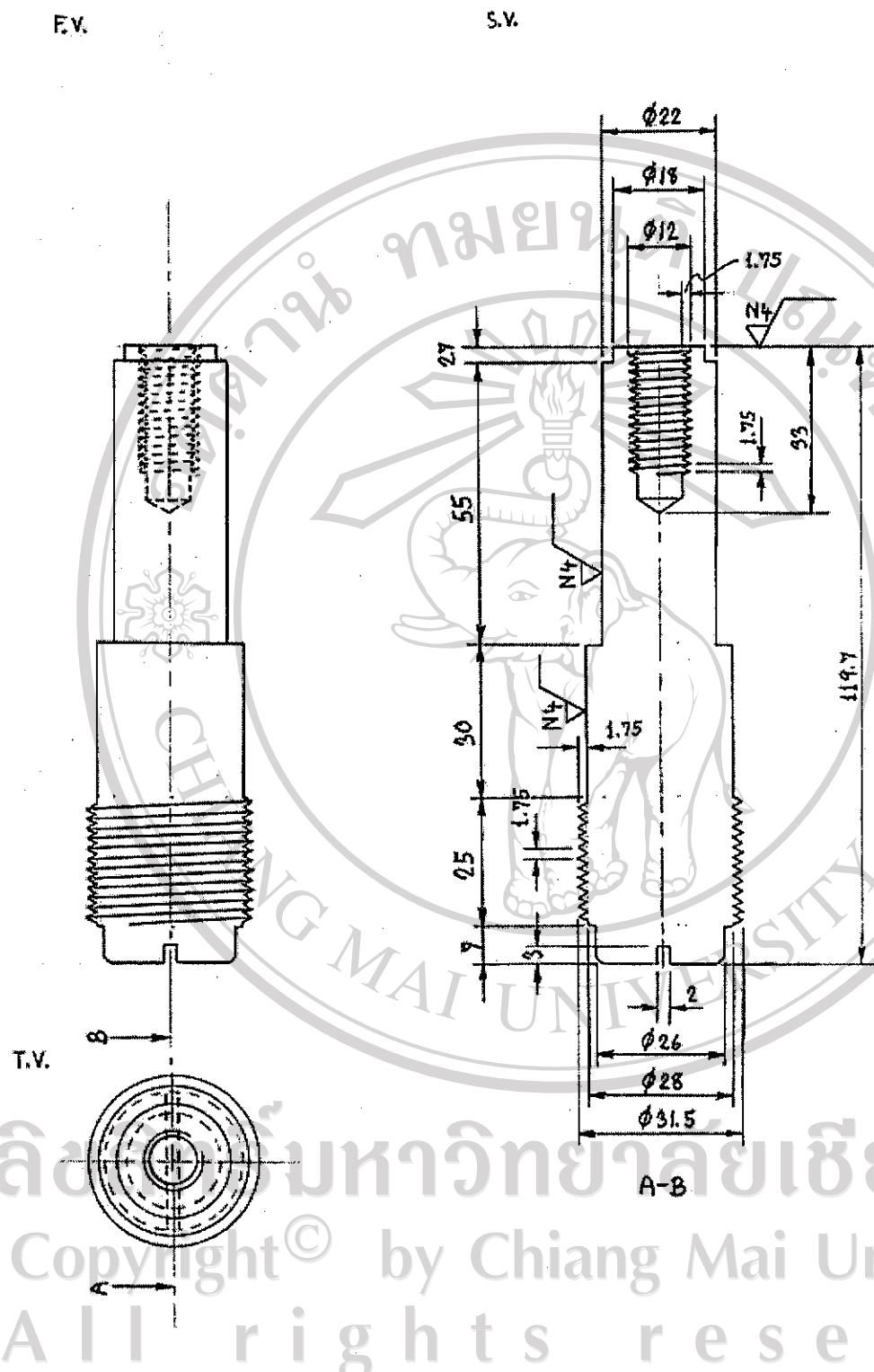


รูปที่ 3.11 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 4 (Needle housing) ควรบูรเตอร์ชุดที่ 1



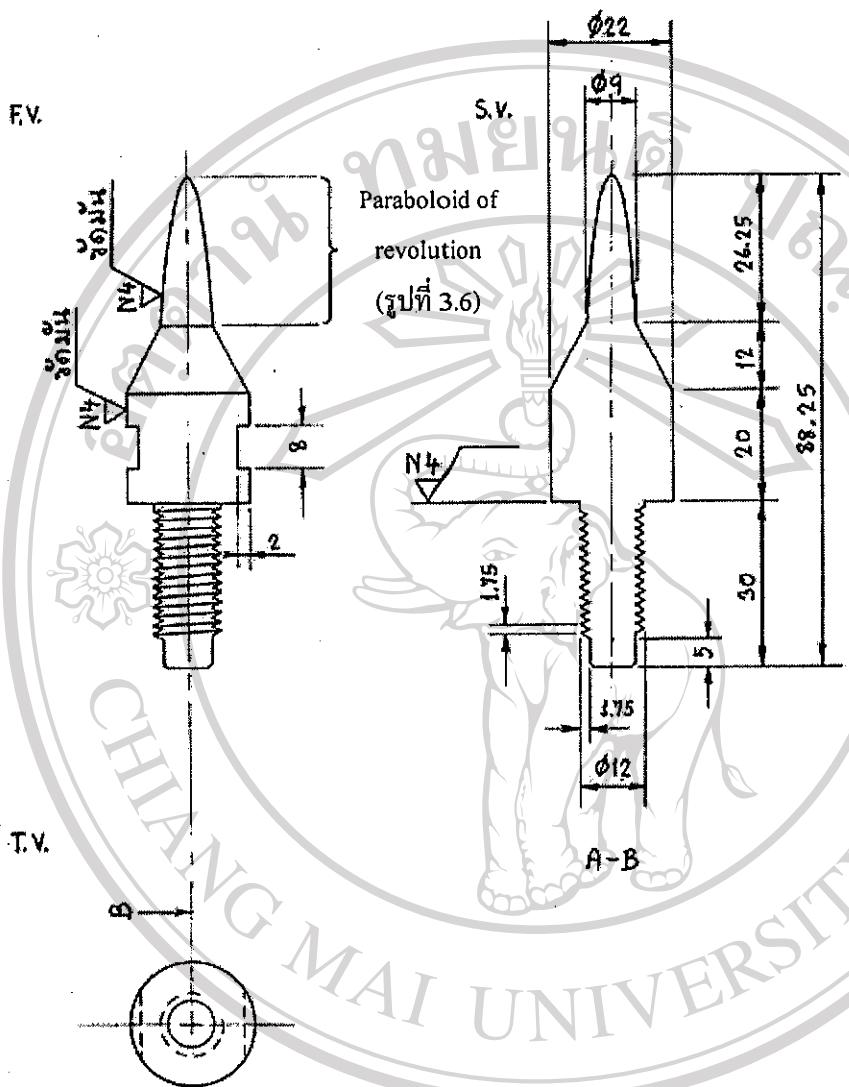
ลิขสิทธิ์มหาวิทยาลัยเชียงใหม่
 Copyright[©] by Chiang Mai University
 All rights reserved

รูปที่ 3.12 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 5 (Lock nut) кар์บูเรเตอร์ชุดที่ 1



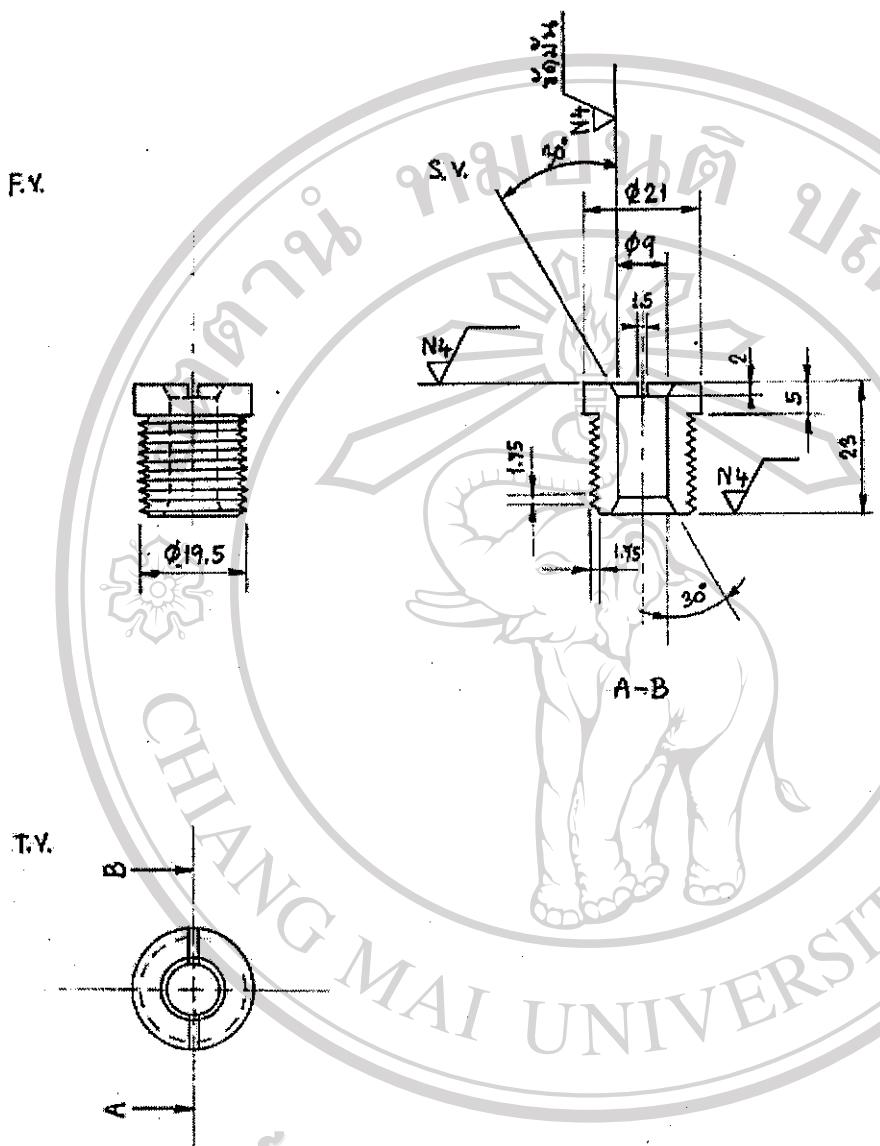
จัดทำโดย ภาควิชาจัลทร
Copyright © by Chiang Mai University
All rights reserved

รูปที่ 3.13 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 6 (Needle adjust screw) ควรบูรเตอร์ชุดที่ 1



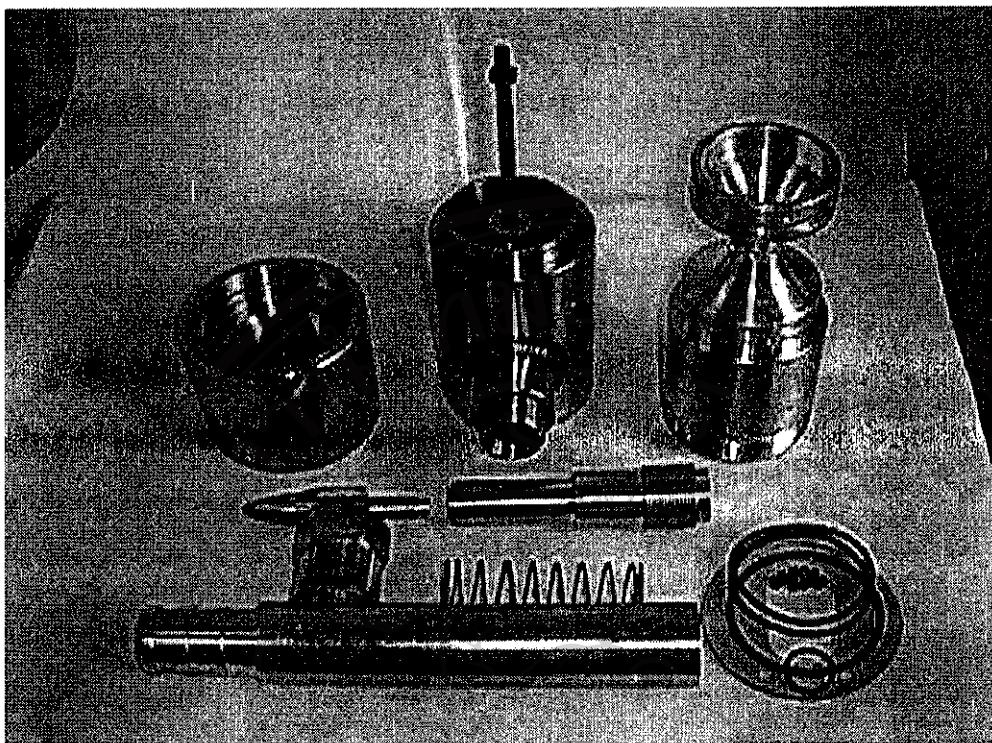
ลิขสิทธิ์มหาวิทยาลัยเชียงใหม่
 Copyright © by Chiang Mai University
 All rights reserved

รูปที่ 3.14 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 7 (Needle) ควรบูรณากรชุดที่ 1

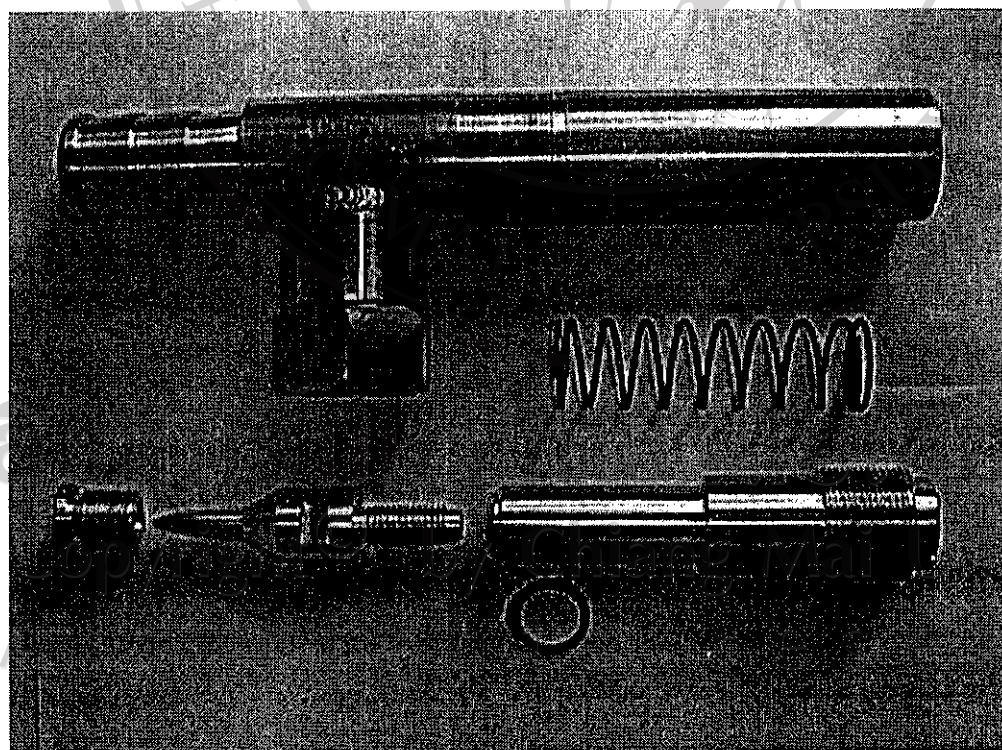


ลิขสิทธิ์มหาวิทยาลัยเชียงใหม่
Copyright © by Chiang Mai University
All rights reserved

รูปที่ 3.15 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 8 (Main jet) карบูเรเตอร์ชุดที่ 1



รูปที่ 3.16 ภาพถ่ายห้องหมุดของส่วนประกอบการบูรเรเตอร์ 1 ที่สร้างขึ้นตามแบบ



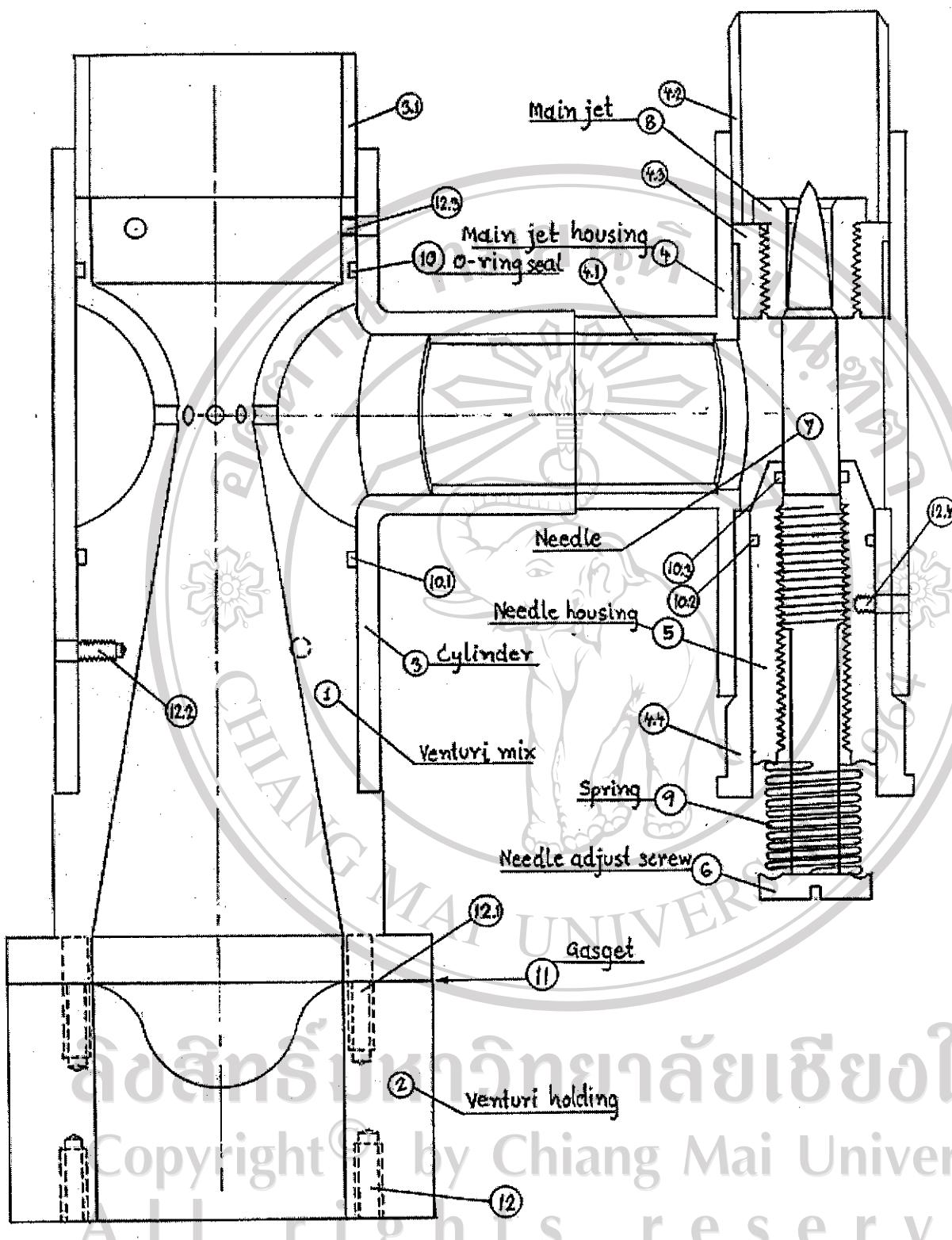
รูปที่ 3.17 ภาพถ่ายของส่วนควบคุมปริมาณกำลังชีวภาพของการบูรเรเตอร์ 1 ที่สร้างขึ้นตามแบบ

3.7.2 แบบลายเส้นคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 2

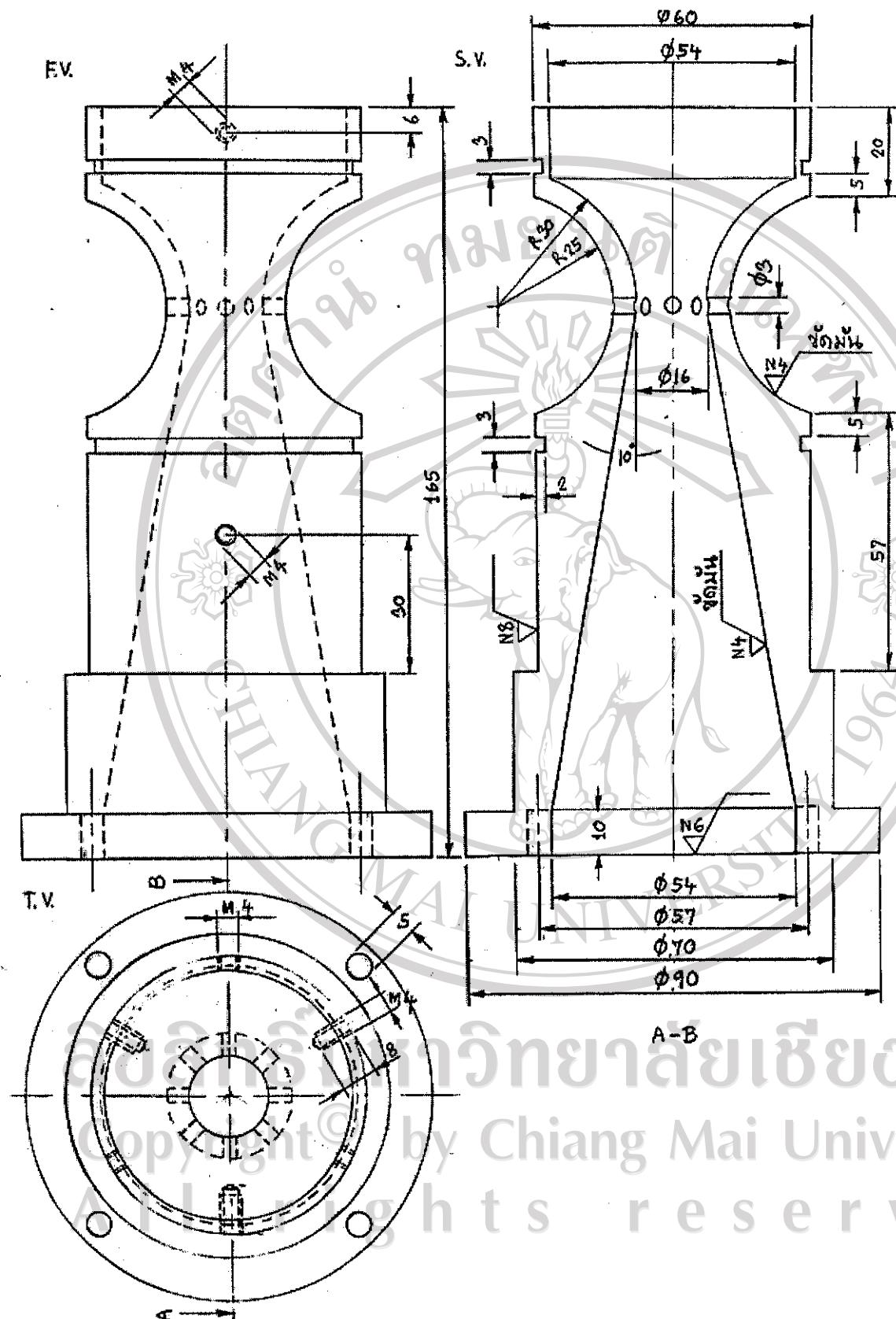
คาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 2 ประกอบไปด้วยชิ้นส่วนห้องสีน้ำเงิน 24 ชิ้น ดังแสดงข้างต้นและรายละเอียดของคาร์บูเรเตอร์ดังตารางที่ 3.3 และมีชิ้นส่วนห้องสีน้ำเงิน 6 ชิ้นที่สร้างขึ้นโดยวิธีการกลึงขึ้นรูป และอีก 2 ชิ้นที่ใช้วิธีประกอบเข้าด้วยกันด้วยการ PVC โดยแสดงแบบลายเส้นในรูปที่ 3.18-3.26 และแสดงภาพถ่ายคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 2 ที่สร้างขึ้นตามแบบในรูปที่ 3.27-3.28

ตารางที่ 3.3 ชิ้นส่วนและรายละเอียดของคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 2

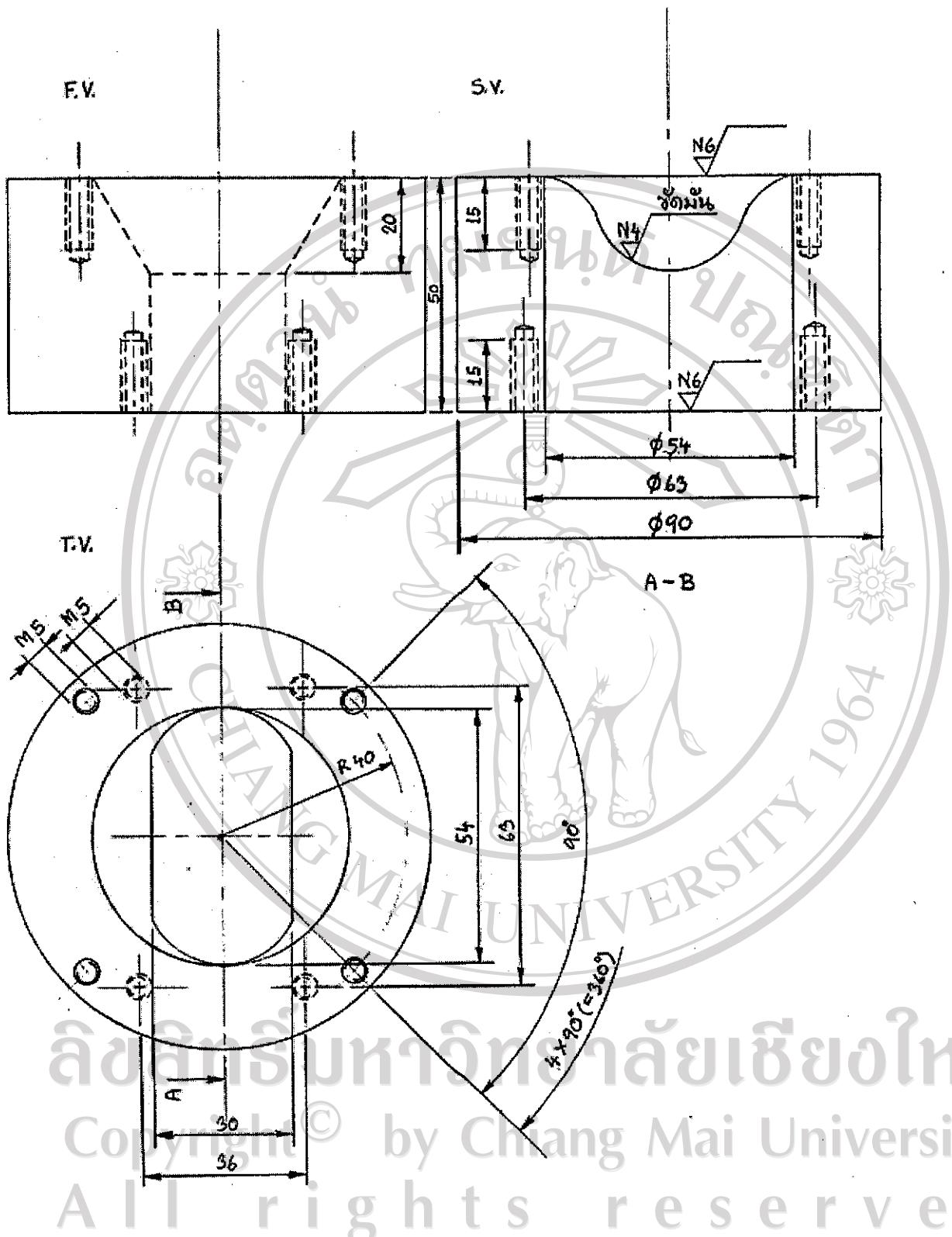
เลขชิ้นส่วน	ชื่อส่วนประกอบ	วัสดุ	จำนวน
1	Venturi mix	อลูมิเนียมเหล็ก	1
2	Venturi holding	อลูมิเนียมเหล็ก	1
3	Cylinder	ข้อต่อสามทางลาด 90° (55×25mmPVC13.5)	1
3.1	Part of cylinder	ท่อ PVC แข็งหนา(55 mm)	1
4	Main jet housing	ข้อต่อสามทาง 90° (25 mmPVC13.5)	1
4.1, 4.2	Part of main jet housing	ท่อ PVC แข็งหนา(25 mm) ยาว 60 mm	2
4.3	Part of main jet housing	ข้อต่อตรงเกรียวไว(18 mmPVC)	1
4.4	Part of main jet housing	ข้อต่อตรงเกรียวไว(20 mmPVC13.5)	1
5	Needle housing	สแตนเลส	1
6	Needle adjust screw	สแตนเลส	1
7	Needle	สแตนเลส	1
8	Main jet	สแตนเลส	1
9	Spring	สปริงธรรมชาติ ขึ้นรูปกลมร่อง(17×1.5 mm)	1
10, 10.1	O-ring seal	ยางทนความร้อนและเคมี(54×3 mm)	2
10.2	O-ring seal	ยางทนความร้อนและเคมี(21.5×2 mm)	1
10.3	O-ring seal	ยางทนความร้อนและเคมี(8×2 mm)	1
11	Gasget	กระดาษและประเก็นเหลว	1
12	ใส่สลักเกลียว	สลักเกลียวทรงกระบอก(CM5×80 DIN 933,961)	4
12.1	ใส่สลักเกลียว	สลักเกลียวทรงกระบอก(CM5×25 DIN 933,961)	4
12.2- 12.4	ใส่สลักเกลียว	สลักเกลียวมีเบ้ารูปหกเหลี่ยมพร้อมแหวนสปริง(M4×10 DIN 933,961)	9



รูปที่ 3.18 แบบลายเส้นการรวมคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 2

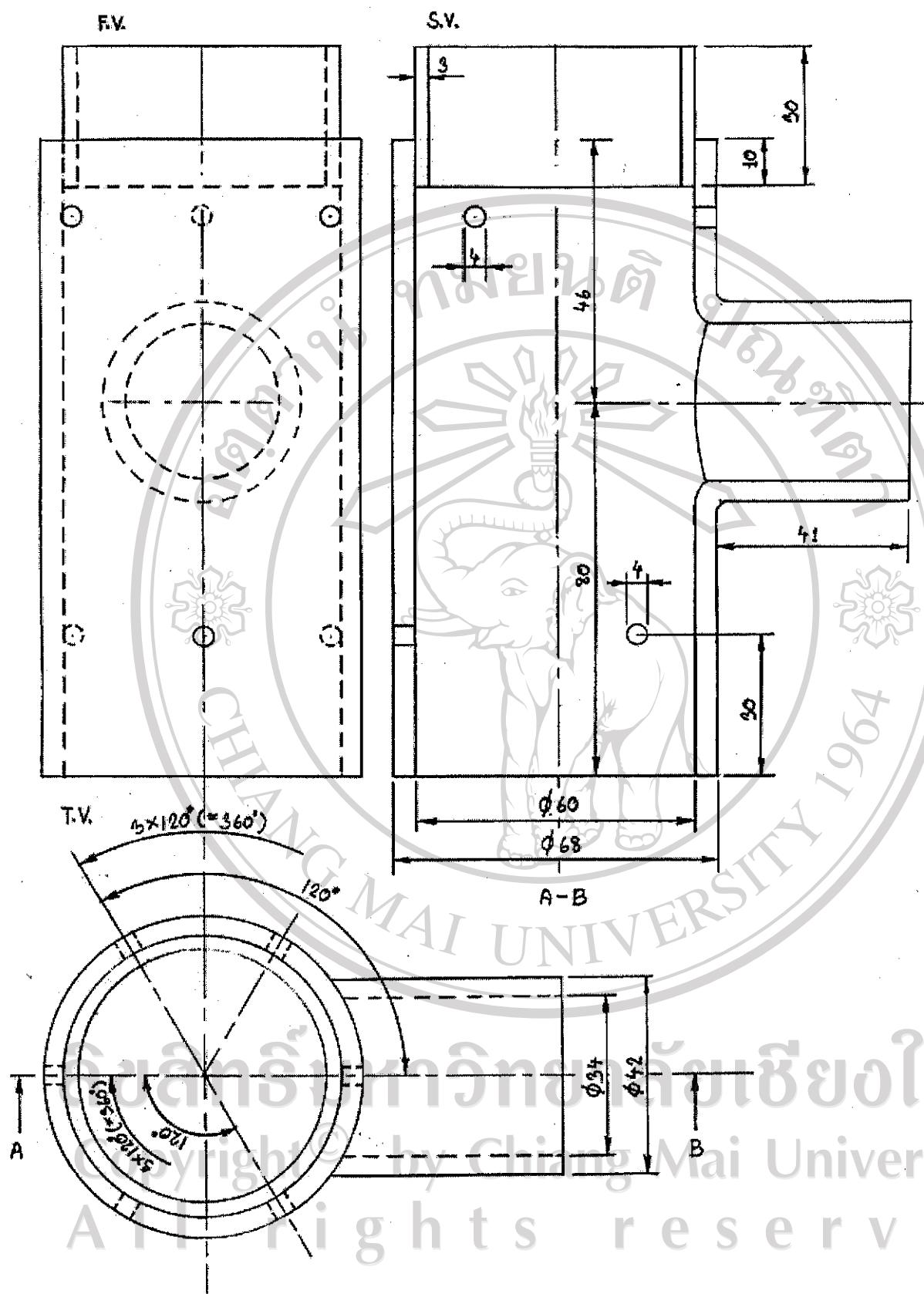


รูปที่ 3.19 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 1 (Venturi mix) кар์บูเรเตอร์ชุดที่ 2

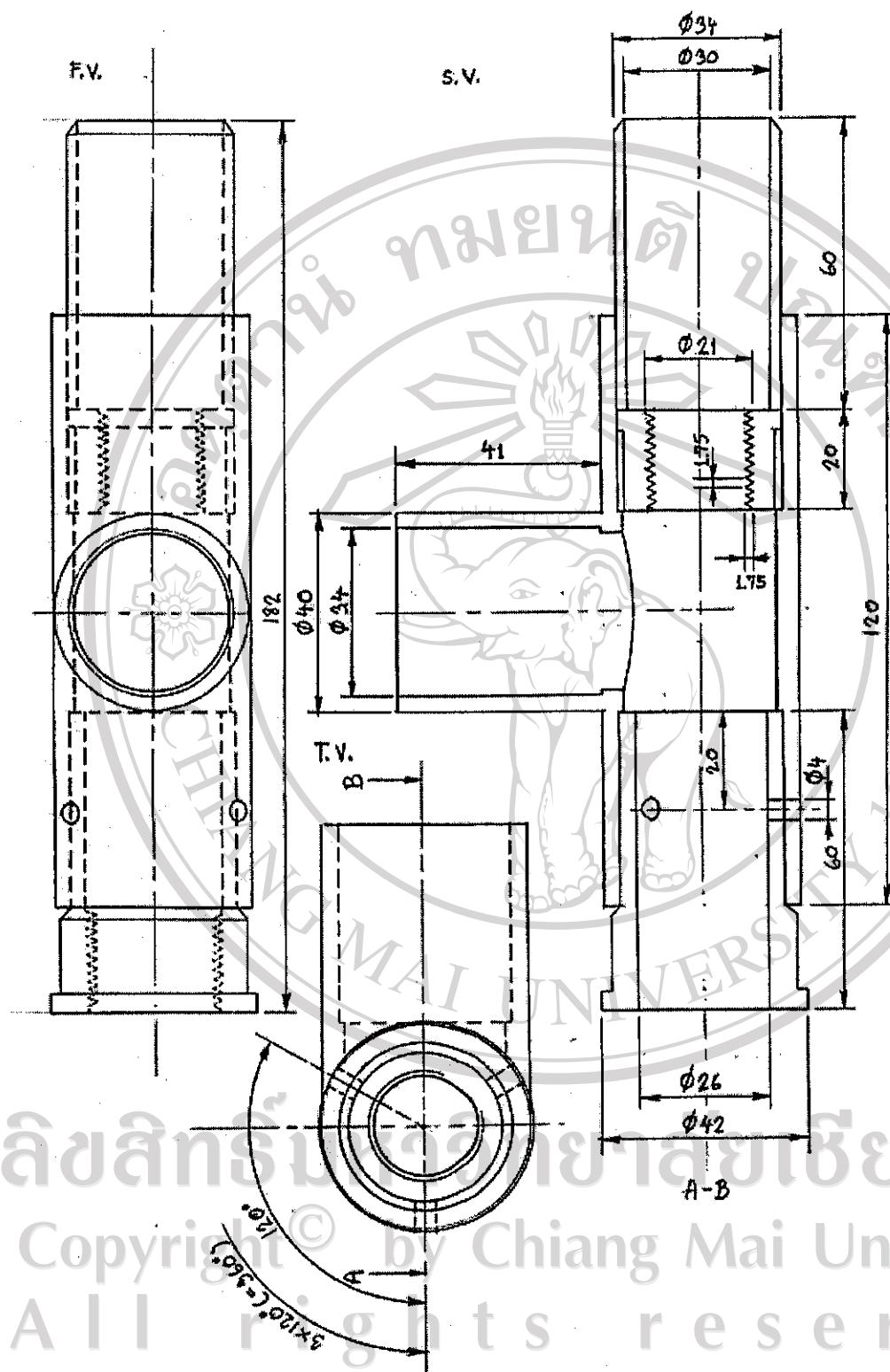


ลิขสิทธิ์มหาวิทยาลัยเชียงใหม่
 Copyright © by Chang Mai University
 All rights reserved

รูปที่ 3.20 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 2 (Venturi holding) ภาครูเรเตอร์ชุดที่ 2

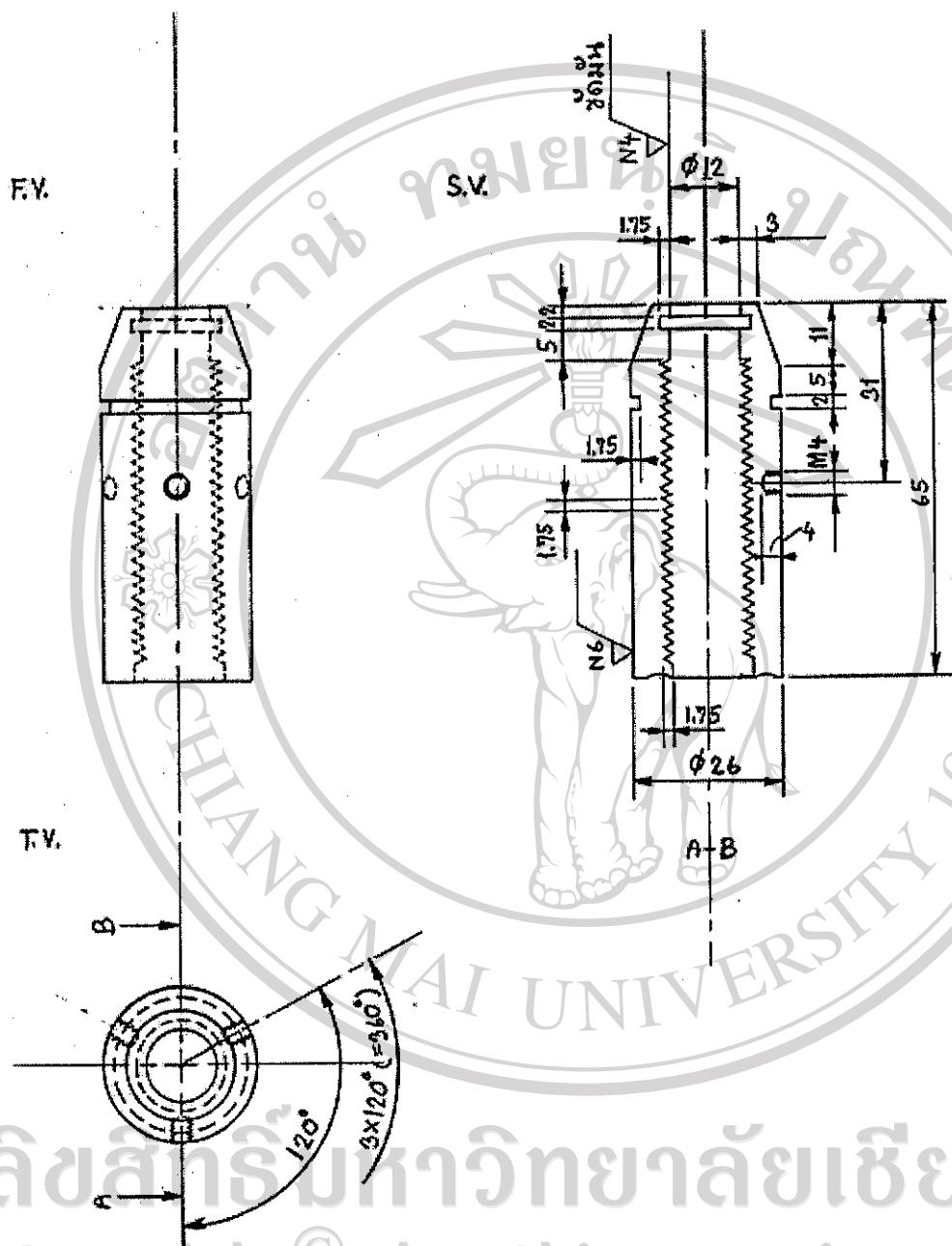


รูปที่ 3.21 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 3 (Cylinder) кар์บูเรเตอร์ชุดที่ 2



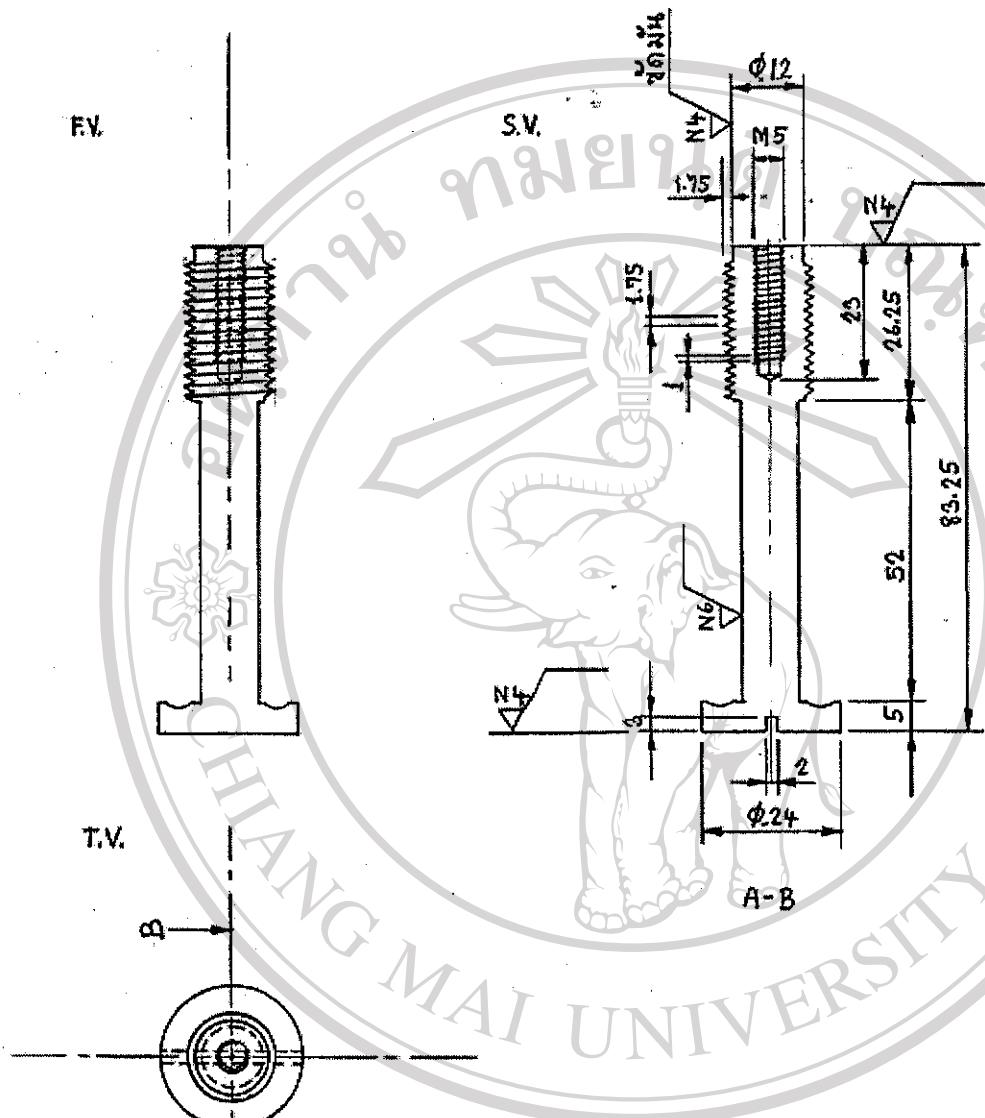
ลิขสิทธิ์ของมหาวิทยาลัยเชียงใหม่
Copyright © by Chiang Mai University
All rights reserved

รูปที่ 3.22 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 4 (Main jet housing) кар์บูเรเตอร์ชุดที่ 2



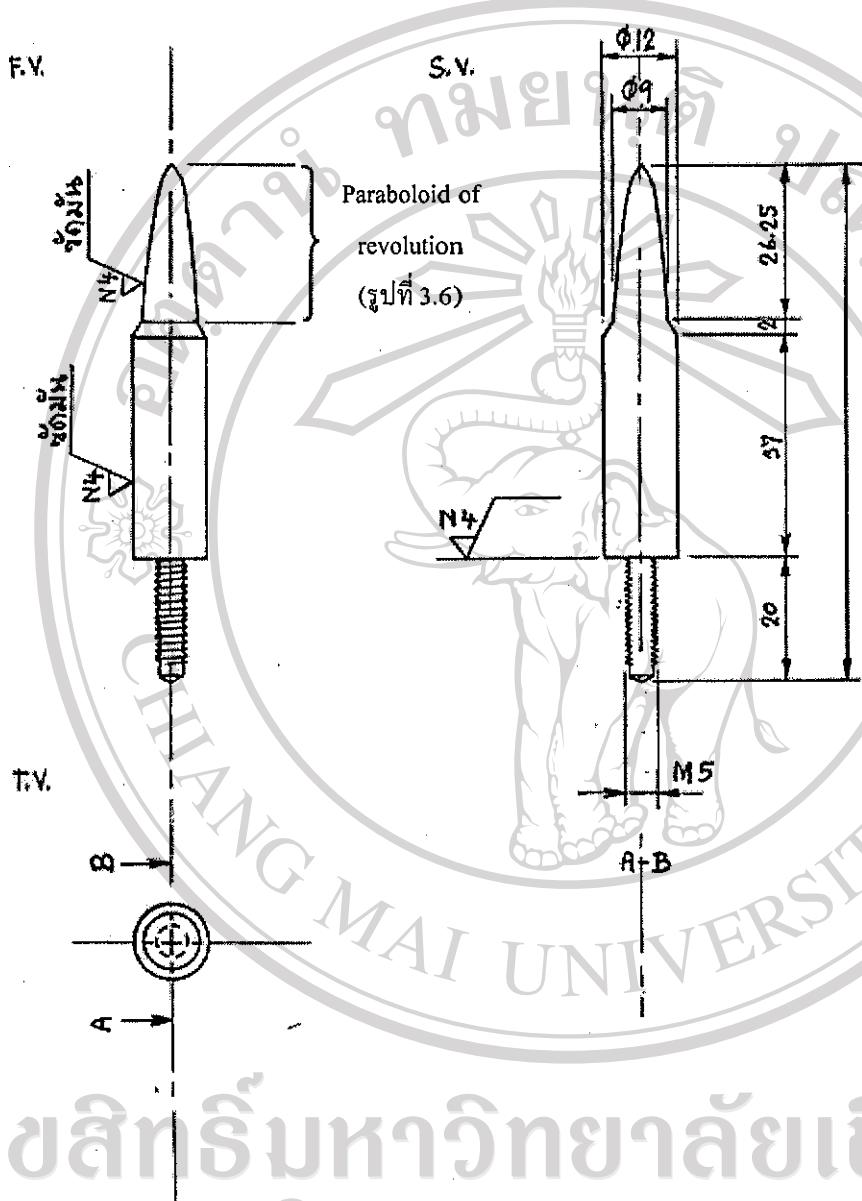
ลิขสิทธิ์มหาวิทยาลัยเชียงใหม่
Copyright © by Chiang Mai University
All rights reserved

รูปที่ 3.23 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 5 (Needle housing) ควรบูรเตอร์ชุดที่ 2



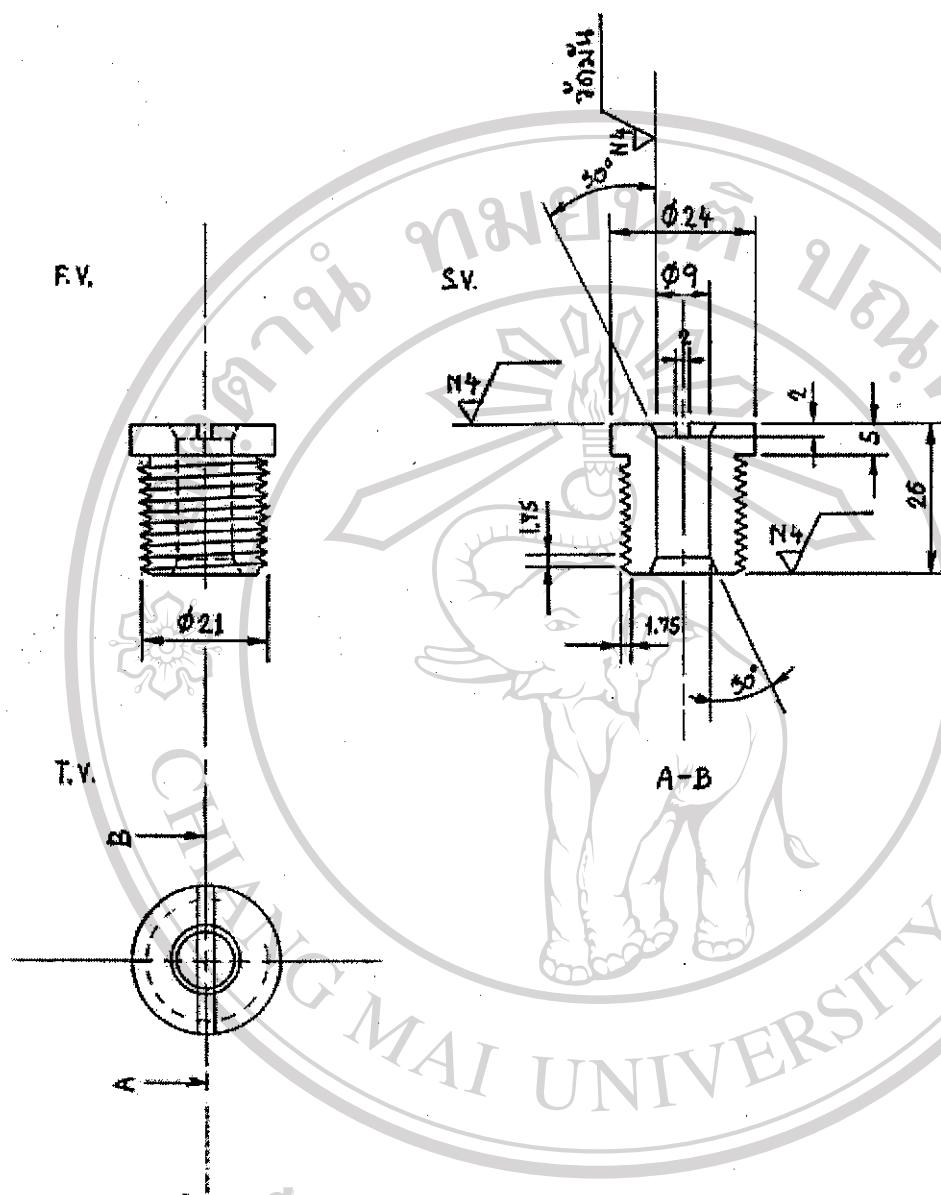
ลิขสิทธิ์มหาวิทยาลัยเชียงใหม่
Copyright © by Chiang Mai University
All rights reserved

รูปที่ 3.24 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 6 (Needle adjust screw) ကาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 2



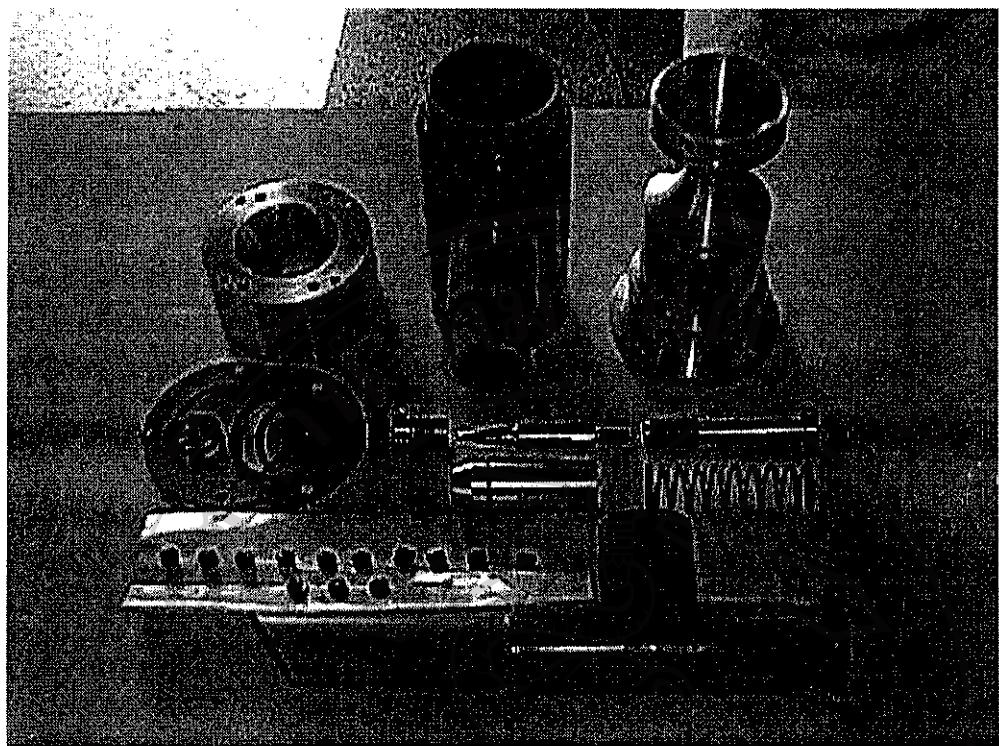
ลิขสิทธิ์มหาวิทยาลัยเชียงใหม่
 Copyright[©] by Chiang Mai University
 All rights reserved

รูปที่ 3.25 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 7 (Needle) кар์บูเรเตอร์ชุดที่ 2

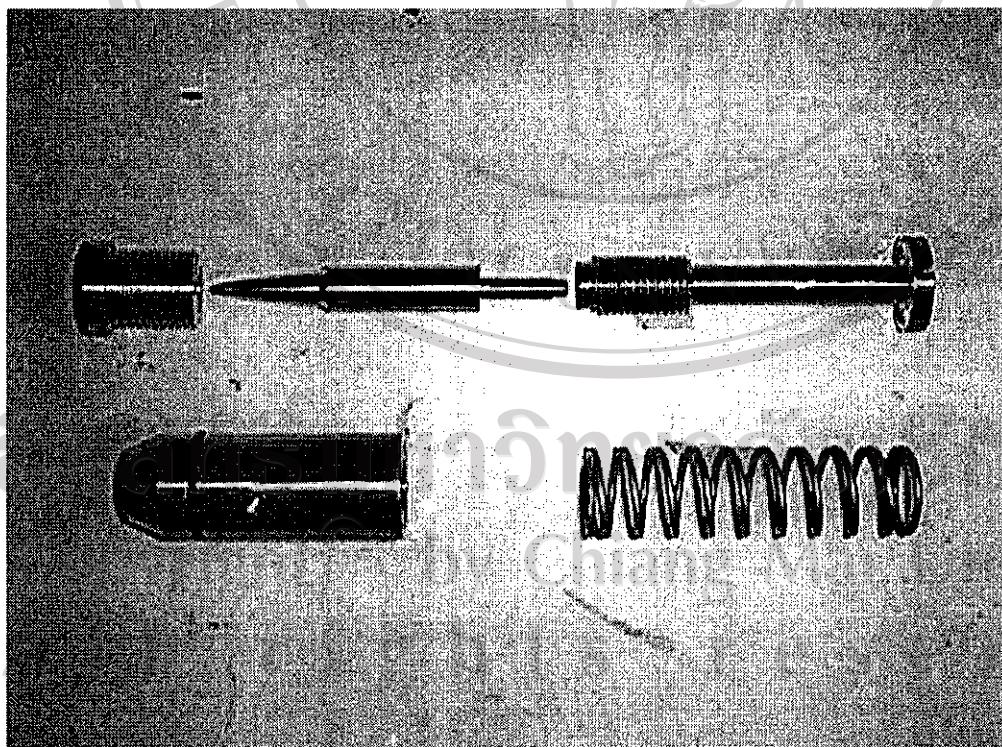


จิรศิลป์มหาวิทยาลัยเชียงใหม่
 Copyright © by Chiang Mai University
 All rights reserved

รูปที่ 3.26 แบบลายเส้นชิ้นส่วนหมายเลข 8 (Main jet) кар์บูเรเตอร์ชุดที่ 2



รูปที่ 3.27 ภาพถ่ายห้องทดลองส่วนประกอบเครื่องยนต์ 2 ที่สร้างขึ้นตามแบบ



รูปที่ 3.28 ภาพถ่ายของส่วนควบคุมปริมาณก๊าซชีวภาพของเครื่องยนต์ 2 ที่สร้างขึ้นตามแบบ

3.8 ความแตกต่างของการรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 1 และ 2

3.8.1 เหตุผลที่ต้องสร้างการรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 2

เนื่องจาก การรับน้ำเรเตอร์ที่ออกแบบและสร้างขึ้นชุดแรก (ชุดที่ 1) ได้ทำการติดตั้งเข้ากับเครื่องยนต์และดำเนินการทดสอบตามขั้นตอนของงานวิจัยนี้ โดยวัสดุที่ใช้สร้างการรับน้ำเรเตอร์ชุดนี้จะประกอบด้วย อลูมิเนียม และสแตนเลสเป็นส่วนประกอบหลักจึงทำให้มีน้ำหนักมากและราคาต้นทุนของ การรับน้ำเรเตอร์ชุดนี้ค่อนข้างสูงเป็นอย่างมาก 8,000 บาท ซึ่งไม่เหมาะสมแก่การเผยแพร่เพื่อให้บุคคลทั่วไปซื้อรายได้น้อยนำไปสร้างใช้งาน ดังนั้นจึงได้ทำการออกแบบและสร้าง การรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 2 ขึ้นมา ทั้งนี้เพื่อวัดคุณประสิทธิ์ในการที่จะลดน้ำหนักและต้นทุนของ การรับน้ำเรเตอร์ ลง แต่ยังคงไว้ซึ่งรูปแบบ ขนาดสัดส่วนของคอกอด นมหมูหรือหัวฉีดก๊าซ และสัดส่วนของชิ้นควบคุมปริมาณก๊าซชีวภาพ ตลอดจนความทนทานแข็งแรง การติดตั้งและบำรุงรักษาที่สะดวก เพื่อให้การใช้งานและปรับแต่งยังคงให้ผลเช่นเดียวกันกับการรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 1 โดยวัสดุที่ใช้สร้าง การรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 2 นี้จะประกอบด้วย อลูมิเนียม สแตนเลส และวัสดุ PVC เป็นส่วนประกอบหลัก ซึ่งได้นำเอาวัสดุ PVC มาใช้แทนสแตนเลสในบางส่วน จึงทำให้ลดปริมาณการใช้สแตนเลสไปได้มาก เป็นผลทำให้น้ำหนักและราคายังต้นทุนของ การรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 2 นี้ค่อนข้างต่ำเมื่อเทียบกับชุดที่ 1 โดยมีน้ำหนักทั้งสิ้นประมาณ 3,000 บาทเท่านั้น ซึ่งเหมาะสมแก่การเผยแพร่เพื่อให้บุคคลทั่วไปซื้อรายได้น้อยนำไปสร้างใช้งาน

3.8.2 ความแตกต่างของชิ้นส่วนการรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 1 และ 2

การรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 1 และ 2 มีลักษณะ โครงสร้างและการทำงานที่เหมือนกัน แต่ด้วยเหตุผลที่กล่าวไว้ในหัวข้อ 3.8.1 จึงทำให้การรับน้ำเรเตอร์ทั้ง 2 ชุด มีความแตกต่างกันดังนี้

ก. ส่วนคอกอด (Venturi) จะสร้างจากอลูมิเนียม มีความแตกต่างในส่วนของการติดตั้งเข้ากับส่วนฐานคอกอด (Venturi holding) โดยคอกอดของ การรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 1 จะติดตั้งเข้ากับส่วนฐานด้วยเกลียวโดยรอบคอกอด ส่วนคอกอดของ การรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 2 จะติดตั้งเข้ากับส่วนฐานด้วยนํตบีด 4 ตัวบนหน้าแปลนเหตุผลเพื่อไม่ต้องการให้คอกอดของ การรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 2 นี้เปลี่ยนแปลงตำแหน่งได้ เนื่องจากได้ทำเกลียวเพื่อติดตั้งส่วนของ Cylinder ไว้คงที่แล้ว

ข. ส่วนฐานคอกอด (Venturi holding) มีความแตกต่างในส่วนของการติดตั้งเข้ากับคอกอด เพื่อรับรับเหตุผลข้างต้น และฐานคอกอดของ การรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 2 จะสร้างจาก อลูมิเนียม ต่างจากของ การรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 1 ที่สร้างจาก สแตนเลส ทั้งนี้เพื่อลดน้ำหนักโดยรวมของ การรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 2 และไม่จำเป็นต้องรองรับน้ำหนักที่มากของชิ้นส่วนอื่นๆ เมื่อนับรวมของ การรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 1

ก. ส่วนของ Cylinder สำหรับการรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 1 จะสร้างจาก สแตนเลส ส่วนการรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 2 จะสร้างจาก PVC เหตุผลเพื่อให้ Cylinder ของ การรับน้ำเรเตอร์ชุดที่ 2 มีน้ำหนักเบาและราคาถูก

ลงมาก แต่ยังทนทานต่อความร้อนที่แพร่รังสีมาจากเครื่องยนต์มายังบริเวณที่ติดตั้งคาร์บูเรเตอร์นี้ได้ และวัสดุ PVC ยังมีความทนทานต่อการกัดกร่อนของไฮโดรเจนซัลไฟด์ (H_2S) ได้เป็นอย่างดี

จ. ส่วนของ Main jet housing สำหรับคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 1 จะเรียกว่า Needle housing เมื่อจะจากได้รวมเอาส่วนที่ติดตั้งเข็มปรับเข้าไว้ด้วย ซึ่งทั้งหมดนี้สร้างจาก สแตนเลส และติดตั้งเข้ากับ Cylinder ด้วย Lock nut ส่วนคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 2 จะสร้างจาก PVC และได้แยกเอาส่วนที่ติดตั้งเข็มปรับ (Needle housing) ออกจากชิ้นส่วนนี้เหตุผลเพื่อให้ Main jet housing ของคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 2 มีน้ำหนักเบาและราคาถูก แต่ยังทนทานต่อความร้อนและการกัดกร่อนของไฮโดรเจนซัลไฟด์ (H_2S) ได้เช่นกัน โดยจะติดตั้งเข้ากับ Cylinder ด้วยการ PVC และส่วนที่เป็น Needle housing จะมีขนาดเล็กและน้ำหนักเบาลง

ฉ. ส่วนของสกรูหมุนปรับเข็ม (Needle adjust screw) สำหรับคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 2 จะมีขนาดเล็กและสั้นกว่าแบบที่ใช้กับคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 1 เนื่องจากคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 2 ได้ออกแบบให้ซีลวงแหวน (O-ring seal) ที่ก้นไม่ให้ก๊าซรั่วผ่านระหว่างเข็มปรับมาบังส่วนของสกรูหมุนปรับ เป็นแบบอยู่กับที่ ซึ่งต่างจากแบบที่ใช้กับคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 1 ซึ่งเคลื่อนที่ไปด้วยกันกับเข็ม

ช. ส่วนของเข็มปรับ (Needle) จะมีลักษณะและสัดส่วนของ พาราโนลา เมื่อผูกันสำหรับ คาร์บูเรเตอร์ทั้ง 2 ชุด จะแตกต่างกันบ้างในส่วนลำตัวเข็มที่ต้องออกแบบให้สอดคล้องกับส่วนของ สกรูปรับ และเข็มปรับนี้ได้ออกแบบให้สามารถถอดเปลี่ยนได้ เพื่ออำนวยความสะดวกหากต้องการเปลี่ยนแปลงขนาดเข็ม

ช. ส่วนของนมหู (Main jet) จะมีลักษณะและสัดส่วนของ รูนมหู เมื่อผูกันสำหรับ คาร์บูเรเตอร์ทั้ง 2 ชุด จะแตกต่างกันในส่วนขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางภายในอกที่ต้องออกแบบให้ สอดคล้องกับขนาดเกลียวที่ติดตั้ง ซึ่งแบบที่ใช้กับคาร์บูเรเตอร์ชุดที่ 2 จะใช้ข้อต่อเกลียว PVC ขนาด 6 ทุน เป็นตัวรองรับนมหูซึ่งหาง่ายและราคาถูก

3.8.3 การนำคาร์บูเรเตอร์ไปใช้งาน

สำหรับการนำคาร์บูเรเตอร์ที่ออกแบบสร้างขึ้นนี้ไปใช้งานสามารถทำได้โดยการประกอบ ขึ้นส่วนทุกชิ้นให้ครบถ้วนตามแบบ โดยส่วนที่เป็นซีลวงแหวน (O-ring seal) และส่วนที่เป็นเกลียว จะต้องมีการหล่อลื่นด้วยสารน้ำเพียงเล็กน้อยก่อนประกอบ เพื่อให้สามารถประกอบและหมุนปรับ ได้ง่ายขึ้น และส่วนที่เป็นประเก็นหนังหรือกระดาษคราฟท์จะทาด้วยประเก็นเหลวให้ทั่ว ก่อนประกอบ เพื่อให้สามารถทำหน้าที่กันร้าวได้เป็นอย่างดี แต่สิ่งที่ต้องคำนึงถึงในการติดตั้งเข้ากับ เครื่องยนต์ คือ ขนาดฐานคาร์บูเรเตอร์ของเครื่องยนต์ที่นำมาติดตั้ง ซึ่งคาร์บูเรเตอร์ที่ออกแบบสร้าง ขึ้นนี้ใช้ติดตั้งเข้ากับฐานคาร์บูเรเตอร์ของเครื่องยนต์ NISSAN sunny A-12 ได้พอดี สำหรับเครื่อง ยนต์ที่มีข้อห้อ และรุ่น ต่างไปจากนี้อาจจะต้องทำการดัดแปลงส่วนของฐานคาร์บูเรเตอร์นี้ด้วย