

**สำนักหอสมุดกลาง พระจอมเกล้าลาดกระบัง**

การออกแบบและพัฒนาเครื่องบีบน้ำมันมะพร้าว

The design and development of coconut oil screw press machine



เลขหมู่.....  
เลขทะเบียน... 81763  
วัน,เดือน,ปี... 24 ส.ย. 2551

b..... 1192460  
i.....

ปริญญานิพนธ์นี้เป็นส่วนหนึ่งของการศึกษาตามหลักสูตรปริญญาวิศวกรรมศาสตรบัณฑิต  
ภาควิชาวิศวกรรมเครื่องกล  
คณะวิศวกรรมศาสตร์  
สถาบันเทคโนโลยีพระจอมเกล้าเจ้าคุณทหารลาดกระบัง  
ปีการศึกษา 2550

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

ปริญญาโทปีการศึกษา 2550

ภาควิชา วิศวกรรมเครื่องกล

คณะวิศวกรรมศาสตร์ สถาบันเทคโนโลยีพระจอมเกล้าเจ้าคุณทหารลาดกระบัง

เรื่อง การออกแบบและพัฒนาเครื่องบีบน้ำมันมะพร้าว

The design and development of coconut oil screw press machine

ผู้จัดทำ

1. นาย ธีรัฐภูมิ ตระการสุข รหัส 47010241
2. นางสาว ณิชารัตนกันตะคิลก รหัส 47010246
3. นาย ปิฎก สุขสวัสดิ์ รหัส 47010451



อาจารย์ที่ปรึกษา  
( รศ. จำลอง ปราบแก้ว )

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ตัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

## การออกแบบและพัฒนาเครื่องบีบน้ำมันมะพร้าว

1. นาย ธีรัฐฉวี ตระการสุข 47010241
  2. นางสาว ณิชชา รัตนกานตะคิลก 47010246
  3. นาย ปิฎก สุขสวัสดิ์ 47010451
- รศ. จำลอง ปราบแก้ว อาจารย์ที่ปรึกษา  
ปีการศึกษา 2550

### บทคัดย่อ

มะพร้าวจัดเป็นพืชน้ำมันที่มีความสำคัญทางเศรษฐกิจในประเทศไทย และปริมาณการบริโภคน้ำมันพืชของคนไทยโดยเฉลี่ยมีมากขึ้นเรื่อยๆ เป็นผลมาจากการที่คนไทยได้เปลี่ยนค่านิยมจากการบริโภคน้ำมันสัตว์มาเป็นน้ำมันพืชกันมากขึ้น โดยเหตุผลทางด้านสุขภาพ มีปริมาณมากเพียงพอและมีราคาไม่สูง ในโครงการนี้จึงได้เลือกพัฒนาการบีบน้ำมันมะพร้าวโดยใช้สลักเกลียวซึ่งขับเคลื่อนด้วยชุดเฟืองและมอเตอร์ส่งกำลัง เนื่องจากมีประสิทธิภาพในการผลิตทั้งทางด้านปริมาณ ความเร็ว และความสะอาดสูงกว่าวิธีอื่นๆ โดยจะมุ่งเน้นการพัฒนาในด้านการเพิ่มความสามารถในการบีบน้ำมัน ให้ประหยัดเวลาและแรงงานมากที่สุด วิธีการบีบน้ำมันโดยใช้สลักเกลียวนั้น อาศัยแรงอัดไปทำให้น้ำมันที่อยู่ในวัตถุดิบไหลออกมา ในขณะเดียวกันก็ทำให้ผนังเซลล์ของพืชน้ำมันแตกตัวออกมา โดยใช้สกรูอัดที่มีมอเตอร์ขนาด 2 แรงม้าเป็นตัวขับเคลื่อนเป็นตัวบีบน้ำมันจากแห้งสับละเอียดและน้ำมันจะไหลออกทางรูที่เจาะไว้ในกระบอกอัด ส่วนกากจะไหลออกไปทางหัวบีบที่ปลายกระบอก และออกมาทางช่องทางออกของกาก จากการทดสอบได้อัตราการผลิตน้ำมันมะพร้าวของเครื่องคือ 530 มิลลิลิตรต่อชั่วโมง มีความเร็วรอบที่เหมาะสมในการใช้งานที่ 176 รอบต่อนาที

# The design and development of coconut oil screw press machine

Nattawut Trakarnsook

Nicha Rattanakantadilok

Pidok Sooksawas

Assist.Prof.Chamlong Prabkaew Advisor

## Abstract

Coconut plays important role in Thailand's economy and our population consumed more and more vegetable oil every year consequence of people have changed their trend of consuming oil from animal to vegetable oil because of more awareness of good health and affordable price. This paper deals with development of an oil-screw press which is driven by gears and transmission motors, since this method gives better performance comparing to other methods. Focusing on improving oil-extracting performance, using minimum time and least labor works. In oil-screw press method, pressure from screw is applied to crunch the nut, its cell membrane would be broken, and the oil would leak out from the punctured holes around the press cylinder. While the cake would then be pressed to the other end of the cylinder and comes out to the waste silo. From the result of the test, the production rate is 530ml per hour with appropriate operate speed at 176 rpm.

## กิตติกรรมประกาศ

ปริญญาโทฉบับนี้สำเร็จลุล่วงไปได้ด้วยความช่วยเหลืออย่างเอาใจใส่และคำแนะนำอย่างดีจาก อาจารย์ จำลอง ปรามแก้วอาจารย์ที่ปรึกษาปริญญาโท ตลอดจนคณาจารย์ทุกท่านที่คอยให้ความรู้และคำแนะนำต่างๆและเจ้าหน้าที่ประจำภาควิชาวิศวกรรมเครื่องกล คณะวิศวกรรมศาสตร์ สถาบันเทคโนโลยีพระจอมเกล้าเจ้าคุณทหารลาดกระบัง ที่คอยให้ความช่วยเหลือทั้งด้านอุปกรณ์ ความรู้และคำแนะนำ และขอบคุณผู้ที่มีส่วนเกี่ยวข้องกับทุกคน ที่ได้คอยให้ความช่วยเหลือ ทั้งร่างกาย แรงใจ และคอยแนะนำข้อมูลต่างๆอย่างเต็มที่

และที่ขาดไม่ได้คือบุคคลที่สำคัญที่สุดที่ทำให้ข้าพเจ้ามีวันนี้ได้ คือ บิดา มารดา อันเป็นที่เคารพรักยิ่งซึ่งได้อบรมเลี้ยงดูข้าพเจ้ามาเป็นอย่างดี ข้าพเจ้าขอกราบขอบพระคุณบิดามารดา และคณาจารย์ที่เคยประสาทวิชาให้กับคณะผู้จัดทำ จนมีทุกวันนี้



เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า ไม่ว่าจะกรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

# สารบัญ

หน้าที่

บทคัดย่อภาษาไทย	I
บทคัดย่อภาษาอังกฤษ	II
กิตติกรรมประกาศ	III
สารบัญ	IV
สารบัญตาราง	VII
สารบัญภาพ	VIII

## บทที่ 1 บทนำ

1.1 ความสำคัญและที่มา	1
1.2 วัตถุประสงค์ของโครงการ	2
1.3 ขอบเขตของโครงการ	2
1.4 วิธีการดำเนินโครงการ	2

## บทที่ 2 ข้อมูลเบื้องต้นและงานวิจัยที่เกี่ยวข้อง

2.1 มะพร้าว(Coconut)	4
2.2 ประโยชน์ของน้ำมันมะพร้าว	5
2.3 องค์ประกอบหลักๆของน้ำมันมะพร้าวและสรีระวิทยา	6
2.4 การสกัดน้ำมันในอุตสาหกรรม	7
2.4.1 วิธีการสกัดน้ำมันพืชโดยวิธีธรรมชาติ	7
2.4.2 วิธีการสกัดน้ำมันพืชโดยใช้สารเคมีเป็นตัวทำละลาย (Solvent Extraction)	9
2.5 การบีบอัดน้ำมันในอุตสาหกรรม	10
2.5.1 Cold Pressing	11
2.5.2 Hot Pressing	11

## บทที่ 3 การผลิตน้ำมันมะพร้าวแบบบีบเย็น

3.1 การผลิตน้ำมันมะพร้าวแบบบีบเย็น(Cold Pressed Coconut Oil Production)	14
3.2 หลักการที่สำคัญของการผลิตน้ำมันมะพร้าวบีบเย็น	15

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

## บทที่ 4 ทฤษฎีและการคำนวณเพื่อออกแบบเครื่องบีบน้ำมันมะพร้าว

4.1 ส่วนประกอบของตัวเครื่องที่ออกแบบ	19
4.2 การออกแบบและการคำนวณ	20
4.2.1 การออกแบบสกรูอัด	20
4.2.1.1 ลักษณะของสกรูส่งกำลัง(Power Screw)	22
4.2.1.2 กลศาสตร์ของเกลียวส่งกำลัง(The Mechanics Of Power Screw)	24
4.2.2 การคำนวณหาโมเมนต์บิดรวมที่ต้องใช้ในการบีบน้ำมัน	26
4.2.3 การคำนวณหาขนาดของกำลังมอเตอร์เกียร์ที่ต้องใช้	28
4.2.4 การหาอัตราการป้อนวัตถุดิบและอัตราการผลิต	28
4.2.5 มอเตอร์(Motor)	
4.2.5.1 มอเตอร์แบ่งออกได้ดังนี้	30
4.2.5.2 มอเตอร์ไฟฟ้าสามเฟส(Three Phase Motor)	30
4.2.5.3 ข้อพิจารณาในการเลือกใช้มอเตอร์	33
4.2.5.4 ข้อควรคำนึงถึงในการเลือกใช้มอเตอร์ที่เกี่ยวข้องกับ การปฏิบัติงานจริง	33
4.2.5.5 การบำรุงรักษามอเตอร์	34
4.2.6 ระบบควบคุมมอเตอร์(Motor Control)	35
4.2.7 การออกแบบและคำนวณหาขนาดของเฟลา	41
4.2.7.1 การออกแบบเฟลา	41
4.2.7.2 การหาขนาดของเฟลา	44
4.2.8 การเลือกใช้ลิ้ม	45
4.2.9 คำนวณหาขนาดสลักเกลียวที่ใช้ยึดระหว่างเฟลาและสกรู	47
4.2.10 คำนวณหาขนาดสลักเกลียวยึดหน้าแปลน	48

## บทที่ 5 การทดลองและผลการทดลอง

5.1 การทดลองเครื่องบีบน้ำมันมะพร้าว	50
5.1.1 การทดลองโดยการเปลี่ยนความเร็วรอบของมอเตอร์เกียร์	50
5.2 ผลการทดลอง	51
5.3 การทดสอบคุณสมบัติของน้ำมันมะพร้าว	52

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

<b>บทที่ 6</b> สรุปลผลการทดลองและข้อเสนอแนะ	
6.1 วิเคราะห์และสรุปลผลการทดลอง	57
6.2 สรุปลผลการทดลอง	57
6.3 วิจาร์ณัผลการทดลอง	58
6.4 ปัญหาที่พบในการทดลอง	58
6.5 ข้อเสนอแนะในการปรับปรุงเครื่อง	58
<b>บรรณานุกรม</b>	59
<b>ภาคผนวก</b>	60



เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

# สารบัญตาราง

	หน้าที่
ตารางที่ 2.1 ปริมาณของคลอเรสเทอร์อลในน้ำมันบางส่วน โดยเทียบอัตราส่วนคลอเรสเทอร์อล(ส่วนต่อล้าน)	6
ตารางที่ 2.2 เปรียบเทียบการบีบน้ำมันแบบเย็นกับอุตสาหกรรมสกัดน้ำมัน โดยการหมักและเหวี่ยง	12
ตารางที่ 2.3 เปรียบเทียบเครื่องบีบเย็นที่ผลิตในท้องถิ่นกับเครื่องที่เราผลิตขึ้น	13
ตารางที่ 4.1 ค่าcoefficient of friction	26
ตารางที่ 4.2 แสดงผลที่เกิดกับมอเตอร์	38
ตารางที่ 4.3 รูปแบบควบคุมการเปิด-ปิดสวิตซ์ 3 แบบ	39
ตารางที่ 4.4 ค่าตัวประกอบความถี่	43
ตารางที่ 4.5 ขนาดระบุของเพลามาตรฐาน ISO/R775-1969	44
ตารางที่ 4.6 ขนาดลิ้มมาตรฐานที่ใช้กับเพลางานต่างๆ	46
ตารางที่ 5.1 ปริมาณน้ำมันที่ได้ในแต่ละครั้งที่ความเร็วรอบต่างๆกัน	51

# สารบัญรูป

	หน้าที่
รูปที่ 1.1 แผนภูมิแสดงขั้นตอนการทำงาน	3
รูปที่ 2.1 ต้นมะพร้าว	4
รูปที่ 2.2 การเคี้ยวน้ำมัน	7
รูปที่ 2.3 ภาพสำหรับหมัก	8
รูปที่ 2.4 เครื่องบีบอัดแบบไฮดรอลิก(Hydraulic presses)	8
รูปที่ 2.5 เครื่องบีบอัดแบบสกรูอัด(Screw Presses)	9
รูปที่ 2.6 การสกัดน้ำมันพืชโดยใช้ตัวทำละลาย	10
รูปที่ 2.7 การบีบอัดน้ำมันแบบ Cold Pressing	11
รูปที่ 2.8 การบีบอัดน้ำมันแบบ Hot Pressing	11
รูปที่ 3.1 แผนภูมิของกระบวนการบีบน้ำมันมะพร้าว	16
รูปที่ 3.2 แผนภูมิของกระบวนการบีบน้ำมันออกจากเมล็ดพืช	18
รูปที่ 4.1 แสดงถึงแบบร่างของตัวเครื่องบีบน้ำมันพร้อมแสดงตำแหน่งของส่วนประกอบ	19
รูปที่ 4.2 รูปของตัวเครื่องบีบน้ำมันที่ได้ประกอบขึ้นพร้อมแสดงตำแหน่งต่างๆของตัวเครื่อง	20
รูปที่ 4.3 เกลียวหนอนที่นิยมใช้งานทั้งสองแบบ	21
รูปที่ 4.4 สกรูอัดที่ออกแบบให้มีความลึกร่องสกรูไม่เท่ากัน	21
รูปที่ 4.5 สกรูอัดที่มีความลึกร่องสกรูไม่เท่ากัน	22
รูปที่ 4.6 แสดงมุมหีด	23
รูปที่ 4.7 Force Diagram ที่กระทำกับเกลียวในขนาดที่เกลียวเคลื่อนไป	24
รูปที่ 4.8 แรง P ที่กระทำในภาพตัดขวางของเกลียว	24
รูปที่ 4.9 เกลียวสี่เหลี่ยมคางหมู	25
รูปที่ 4.10 มอเตอร์ไฟฟ้า	29
รูปที่ 4.11 ส่วนประกอบของมอเตอร์ไฟฟ้าสามเฟส	30
รูปที่ 4.12 รูปการต่อแบบสตาร์	31
รูปที่ 4.13 รูปการต่อเข้ากับระบบแหล่งจ่าย 3 เฟส	32
รูปที่ 4.14 การต่อแบบเดลต้า	32

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

## สารบัญรูป(ต่อ)

	หน้าที่
รูปที่ 4.15 รูปต่อคอยล์เป็นกลุ่ม	32
รูปที่ 4.16 ชุดควบคุมการทำงานของมอเตอร์	35
รูปที่ 4.17 หลักการทำงานของอินเวอร์เตอร์	35
รูปที่ 4.18 การเปลี่ยนไฟฟ้ากระแสตรงไปเป็นไฟฟ้ากระแสสลับ	36
รูปที่ 4.19 แสดงการเปิด-ปิดสวิตช์ที่ต่างกัน	36
รูปที่ 4.20 แสดงการใช้ทรานซิสเตอร์แทนสวิตช์	37
รูปที่ 4.21 วงจรกระแสอินรัช	39
รูปที่ 4.22 วงจรเบรกคืนพลังงาน	40
รูปที่ 4.23 เพล้าที่อยู่ภายใต้แรงต่างๆ	42
รูปที่ 4.24 แสดงตำแหน่งของแรงที่กระทำกับเพล้า	44
รูปที่ 4.25 สลักเกลียวยึดหน้าแปลน	48
รูปที่ 5.1 แผนภูมิแสดงความสัมพันธ์ระหว่างความเร็วรอบกับปริมาณน้ำมันที่ได้ จากสกู๊ปในในแต่ละช่วงเวลา	52
รูปที่ 5.2 สารเคมีที่ใช้ในการทดสอบหาค่ากรดไขมันอิสระ	53
รูปที่ 5.3 แสดงการนำน้ำมันมะพร้าวไปแยกตะกอน โดยเข้าเครื่องปั่นเหวี่ยง	53
รูปที่ 5.4 นำน้ำมันมะพร้าวไปใส่ขวดทดลอง โดยใช้ปริมาณน้ำมัน 20 ml.	54
รูปที่ 5.5 ใส่เอทานอล( $C_2H_5OH$ )ปริมาณ 20 ml. ลงไปในขวดน้ำมันมะพร้าว	54
รูปที่ 5.6 ดันน้ำมันมะพร้าวที่ผสมเอทานอลจนเดือด	55
รูปที่ 5.7 หยดฟีนอล์ฟทาลีนจำนวน 4-5หยดลงไปในช่วง	55

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

# บทที่ 1

## บทนำ

### 1.1 ความสำคัญและที่มา

พืชที่ให้น้ำมันที่เพาะปลูกในปัจจุบันมีอยู่หลายสิบชนิด แต่เมื่อพิจารณาถึงพื้นที่เพาะปลูก และผลิตผลจากทั่วโลกแล้วอาจจัดลำดับความสำคัญได้ดังนี้ คือ ถั่วเหลือง ฝ้าย ถั่วลิสง เมล็ดทานตะวัน เมล็ดจากต้นป่าน มะพร้าว และปาล์มน้ำมัน ในปี พ.ศ.2530 ทั่วโลกผลิตน้ำมันพืชได้ 52 ล้านตัน น้ำมันพืชที่ผลิตได้ทั้งหมดใช้บริโภคภายในประเทศผู้ผลิต 35 ล้านตัน เหลือส่งออกจำหน่ายในตลาดโลก 17 ล้านตัน คาดว่าในอนาคตการผลิตน้ำมันพืชจะมีปริมาณเพิ่มมากขึ้น เพื่อสนองความต้องการของประชากรที่มีจำนวนเพิ่มมากขึ้น

สำหรับประเทศไทยพืชน้ำมันที่สำคัญได้แก่ ปาล์ม ถั่วเหลือง มะพร้าว ถั่วลิสง งา และเมล็ดละหุ่ง ในปี พ.ศ. 2520 ประเทศไทยสามารถผลิตน้ำมันพืชได้ในปริมาณ 78,000 ตัน และเพิ่มขึ้นเป็น 252,100 ตัน ในปี พ.ศ. 2531 มีอัตราเพิ่มขึ้นร้อยละ 12 ต่อปี โดยน้ำมันปาล์มมีส่วนแบ่งร้อยละ 50 รองลงไป ได้แก่ น้ำมันถั่วเหลือง และน้ำมันมะพร้าว ซึ่งมีส่วนแบ่งร้อยละ 20 และ 15 ตามลำดับ

ในด้านการบริโภคในประเทศก็มีปริมาณเพิ่มขึ้นเช่นกัน เช่น ในปี พ.ศ. 2520 มีปริมาณการใช้ น้ำมันพืช 95,000 ตัน ซึ่งเป็นการนำเข้ามา จากต่างประเทศจำนวน 16,000 ตัน ในปี พ.ศ. 2530 ปริมาณการใช้ น้ำมันพืชเพิ่มขึ้นเป็น 255,000 ตัน หรือเพิ่มขึ้นในอัตราร้อยละ 8.8 ต่อปี แต่เนื่องจากการผลิตน้ำมันพืชภายในประเทศเพิ่มขึ้น การนำเข้าจึงเหลือเพียง 3,000 ตัน และคาดว่าในเวลาต่อไปประเทศไทยจะผลิตน้ำมันพืชได้เพียงพอสำหรับการใช้ในประเทศ และอาจเหลือส่งออกจำหน่ายต่างประเทศ

การบริโภคน้ำมันพืชของคนไทยโดยเฉลี่ยเพิ่มมากขึ้นด้วยเช่นกัน เป็นผลมาจากการที่คนไทยได้เปลี่ยนค่านิยมจากการบริโภคน้ำมันสัตว์มาเป็นน้ำมันพืชกันมากขึ้น โดยเหตุผลทางด้านสุขภาพ และน้ำมันพืชมีปริมาณมากพอ อีกทั้งมีราคาไม่สูงนัก

ในการบีบน้ำมันออกจากเนื้อมะพร้าวนั้นมีด้วยกันอยู่หลายวิธี เช่น การบีบอัดน้ำมันโดยใช้คันโยก การสกัดด้วยตัวทำละลาย การบีบอัดโดยใช้ไฮดรอลิก แต่ในโครงการนี้เราเลือกพัฒนาการบีบอัดน้ำมันพืชโดยใช้สกรูอัดซึ่งขับเคลื่อนด้วยเพลาส่งกำลัง และมอเตอร์เกียร์ เนื่องจากมีประสิทธิภาพในการผลิตทั้งทางด้านปริมาณ ความเร็ว และความสะอาดสูงกว่าวิธีอื่นๆ

## 1.2 วัตถุประสงค์ของโครงการ

1.2.1 เพื่อออกแบบและพัฒนาเครื่องบีบน้ำมันพืช ที่ให้ปริมาณและคุณภาพของน้ำมันพืช มากกว่าการใช้วิธีบีบน้ำมันพืชวิธีดั้งเดิม

1.2.2 ออกแบบและพัฒนาเครื่องบีบน้ำมันพืชที่ให้ความคุ้มค่าในการนำไปใช้ในงาน อุตสาหกรรม

## 1.3 ขอบเขตของโครงการ

1.3.1 พัฒนาเครื่องบีบน้ำมันพืช โดยการออกแบบปรับเปลี่ยนชุดเกียร์อัดเพื่อเพิ่ม ประสิทธิภาพในการบีบอัดน้ำมัน

1.3.2 ออกแบบและคำนวณเพื่อเลือกใช้ชิ้นส่วนต่างๆของเครื่อง

1.3.3 ทำการหาความสัมพันธ์ของอัตราความเร็วในการหมุนของสกรูบีบที่มีผลต่อ ประสิทธิภาพในการบีบน้ำมัน

## 1.4 วิธีการดำเนินโครงการ

1.4.1 ศึกษาและรวบรวมข้อมูลของเครื่องบีบน้ำมันชนิดต่างๆทั้งวิธีการทำงานของเครื่องชนิด ต่างๆ และคุณลักษณะ เฉพาะของเครื่องบีบน้ำมันแต่ละชนิด

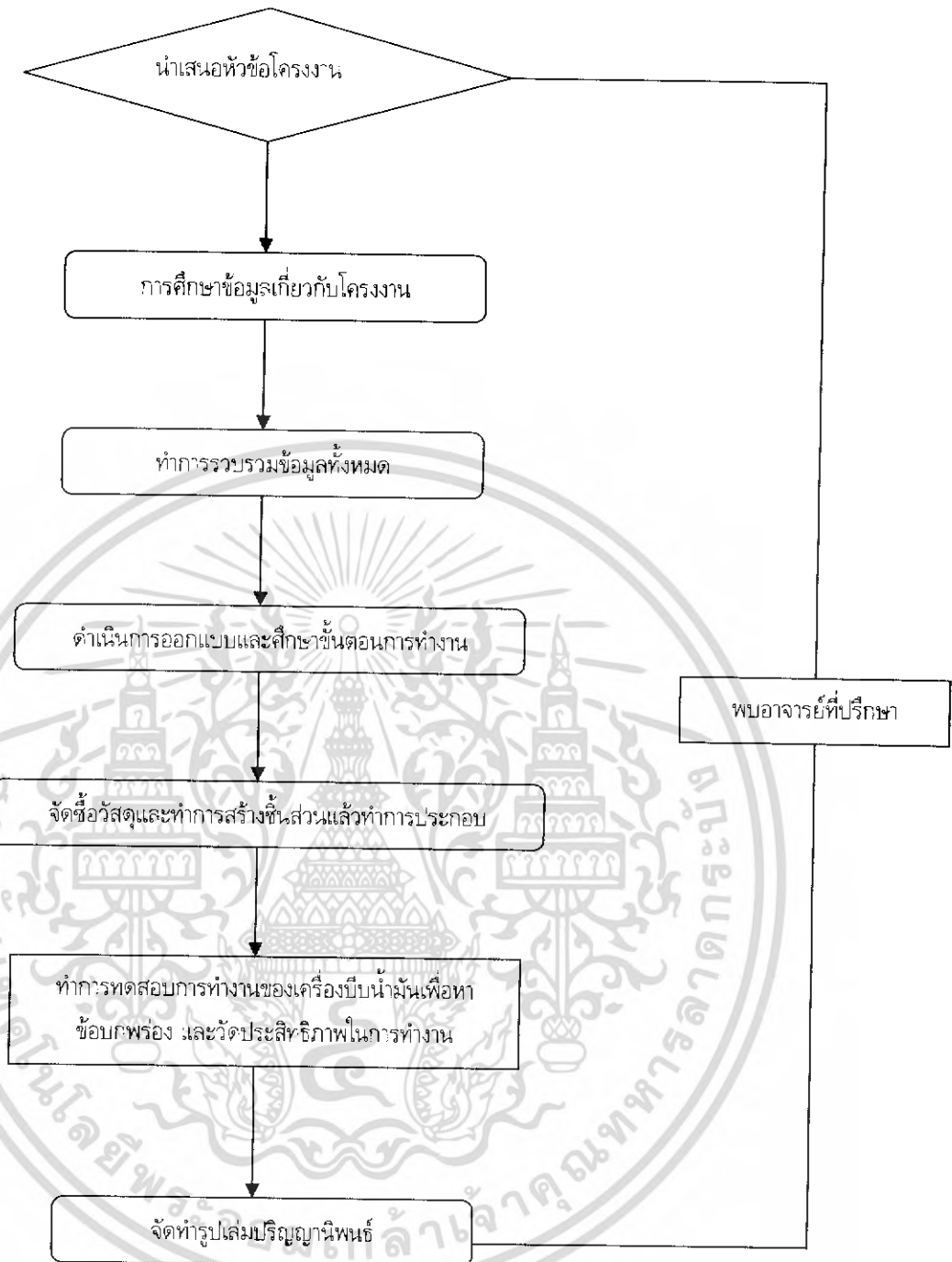
1.4.2 ดำเนินการออกแบบตัวสกรูบีบน้ำมันและคำนวณหาส่วนประกอบต่างๆของตัวเครื่อง บีบน้ำมัน

1.4.3 เขียนแบบชิ้นส่วนต่างๆของตัวเครื่องที่ได้ออกแบบไว้

1.4.4 ดำเนินการจัดซื้อวัสดุ

1.4.5 ทำการสร้างชิ้นส่วนแต่ละชิ้นตามแบบที่ได้เขียน แล้วนำชิ้นส่วนแต่ละชิ้นมาประกอบ กันตามแบบที่เขียนขึ้น

1.4.6 ทำการทดสอบการทำงานของเครื่องบีบน้ำมันเพื่อหาข้อบกพร่องแล้วทำการแก้ไข เพื่อ วัตถุประสงค์ในการทำงานของตัวเครื่อง พร้อมทั้งบันทึกผลการทดลองและปัญหาที่เกิดขึ้น



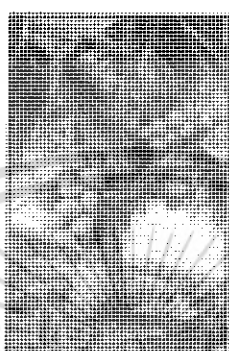
รูปที่ 1.1 แผนภูมิแสดงขั้นตอนการทำงาน

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

## บทที่ 2

### ข้อมูลเบื้องต้นและงานวิจัยที่เกี่ยวข้อง

#### 2.1 มะพร้าว (Coconut)



รูปที่ 2.1 ต้นมะพร้าว

มะพร้าว (Coconut) มีชื่อวิทยาศาสตร์ว่า *Cocos nucifera* Linn. เป็นพืชที่มีความสำคัญทางเศรษฐกิจพืชหนึ่งของประเทศไทย เนื่องจากคนไทยรู้จักใช้เนื้อมะพร้าวในการบริโภคเป็นอาหาร ทั้งคาวและหวานในชีวิตประจำวัน ซึ่งจากสำนักงานสถิติแห่งชาติได้เคยสำรวจพบว่า ประชากรไทย 1 คนจะบริโภคเนื้อมะพร้าวประมาณปีละ 8,273.2 กรัม หรือประมาณ 18 ผล/คน/ปี ซึ่งปัจจุบันประเทศไทยมีผลเมืองประมาณ 70 ล้านคน จะใช้ผลมะพร้าวประมาณ 990 ล้านผล หรือประมาณ 65% ของผลผลิตทั้งหมด ส่วนที่เหลือประมาณ 35% ของผลผลิตทั้งหมด หรือ 489 ล้านผล ใช้ในรูปของอุตสาหกรรมหรือส่งออกต่อไป ซึ่งสามารถแบ่งกลุ่มอุตสาหกรรมมะพร้าวใหญ่ ๆ ได้ 2 กลุ่มคือ

1. ผลิตภัณฑ์แปรรูปเพื่อการบริโภค เช่น อุตสาหกรรมมะพร้าวแห้งอุตสาหกรรมน้ำมันมะพร้าว อุตสาหกรรมกะทิเข้มข้น อุตสาหกรรมมะพร้าวชุดแห้ง อุตสาหกรรมน้ำตาลมะพร้าว
2. ผลิตภัณฑ์เพื่ออุตสาหกรรมและอุปโภค เช่น อุตสาหกรรมเส้นใยมะพร้าว อุตสาหกรรมแท่งเพาะชำ อุตสาหกรรมเผาถ่านจากกะลามะพร้าว อุตสาหกรรมแปรรูปมะพร้าว

ผลผลิตมะพร้าวแต่ละปีจะมีมูลค่าไม่ต่ำกว่าปีละ 2,700 ล้านบาท คิดแล้วเป็นมูลค่ามหาศาลซึ่งเราไม่ควรที่จะละเลย และควรเร่งหาทางในการส่งเสริมและพัฒนามะพร้าวต่อไป มะพร้าวสามารถขึ้นได้ในทุกจังหวัดทั่วประเทศ แต่ขึ้นได้ดีในดินที่มีสภาพเป็นกลางหรือเป็นกรดเล็กน้อย (pH ระหว่าง 6-7) ดลักษณะดินร่วน หรือร่วนปนทราย มีการระบายน้ำดี มีฝนตกกระจายสม่ำเสมอ แดดทุกเดือน อากาศอบอุ่น หรือค่อนข้างร้อน และมีแสงแดดมาก

ภาคที่มีการปลูกมะพร้าวมากและปลูกเป็นอาชีพ คือ ภาคใต้ ภาคตะวันออก และภาค ตะวันตก

ภาคใต้ : จังหวัดสุราษฎร์ธานี จันทพร นครศรีธรรมราช ฯลฯ

ภาคตะวันออก : จังหวัดชลบุรี ระยอง ฯลฯ

ภาคตะวันตก : จังหวัดประจวบคีรีขันธ์ สมุทรสงคราม ฯลฯ

## 2.2 ประโยชน์ของน้ำมันมะพร้าว

น้ำมันมะพร้าวสามารถช่วยลดคอเลสเตอรอลชนิดอันตรายหรือ LDL และเพิ่มคอเลสเตอรอลชนิดดี หรือ HDL ซึ่งเสริมสร้างสุขภาพร่างกายและหัวใจให้ดีขึ้นด้วย โดยข้อยืนยันประการหนึ่งก็คือ รายงานขององค์การสหประชาชาติเมื่อปี 2541 ระบุว่า ประเทศศรีลังกา ซึ่งเป็นประเทศหนึ่งที่ประชากรบริโภคมะพร้าวทั้งในรูปของกะทิหรือน้ำมันมะพร้าวมากที่สุด ปรากฏว่า อัตราประชากรเสียชีวิตจากโรคหลอดเลือดหัวใจอุดตันเพียง 1 ในแสนคน ในขณะที่ประเทศอื่นๆ ซึ่งไม่นิยมบริโภคน้ำมันมะพร้าวหรือกะทิมีอัตราประชากรเสียชีวิตจากโรคหลอดเลือดหัวใจอุดตัน 18-187 ใน 1 แสนคน โดยในบรรดาน้ำมันจากพืชด้วยกันนั้นน้ำมันมะพร้าวมีคอเลสเตอรอลต่ำสุด ในน้ำมันมะพร้าวบริสุทธิ์ (Virgin coconut oil) ที่ไม่ผ่านกระบวนการทางเคมียังมีวิตามินอีที่เป็น สารต่อต้านการเติมออกซิเจน หรือเป็นตัวป้องกันเซลล์ในร่างกายไม่ให้ถูกเติมออกซิเจนและเป็นตัว ต้านอนุมูลอิสระ (Freeradicals) ซึ่งเกิดจากมลพิษในสิ่งแวดล้อม หรือเกิดจากอาหาร เครื่องดื่ม การ สูบบุหรี่ รังสี ความเครียด เป็นต้น

นอกจากนี้ในวิตามินอีที่ได้จากน้ำมันมะพร้าวยังมีสารโทโคโทรอินอล ซึ่งเป็นรูปของ วิตามินอีที่มีคุณภาพสูงกว่าสารโทโคเฟอรอล ซึ่งมีอยู่ในวิตามินอีทั่วไป ด้วยเหตุนี้ น้ำมันมะพร้าว จึงมีสารที่ต่อต้านอนุมูลอิสระอย่างมีประสิทธิภาพ จึงมีการนำน้ำมันมะพร้าวไปเป็นส่วนประกอบ ของเครื่องสำอางหลายชนิด เช่น ครีม หรือ โลชั่นทาผิว จะทำให้ผิวหนังเนียน ไม่แตกแห้ง ป้องกันฝ้า กระและทำให้ปราศจากรอยเหี่ยวย่น เพราะวิตามินอีในน้ำมันมะพร้าวมีประสิทธิภาพมากกว่าใน เครื่องสำอางอื่นทั่วไป ด้วยเหตุที่น้ำมันมะพร้าวมีสารปฏิชีวนะโมโนลอริน และสารโทโคมัน มะพร้าวมีสารปฏิชีวนะโมโนลอริน และสารโทโคโทรอินอลจากวิตามินอีดังที่กล่าวมาแล้ว เมื่อใช้ น้ำมันมะพร้าวชะโลมผม จะทำให้ผมดกเป็นเงางาม เส้นผมมีคุณภาพดีและช่วยรักษาสุขภาพของ หนังศีรษะป้องกันการเกิดรังแค

## 2.3 องค์ประกอบหลักของน้ำมันมะพร้าวและสรีระวิทยา

1. เป็นกรดไขมันอิ่มตัว (saturated fatty acid) กรดไขมันอิ่มตัวในน้ำมันมะพร้าวส่วนใหญ่ มีจำนวนอะตอมของคาร์บอน ๘-๑๔ ตัวทำให้โมเลกุลมีความยาวของเส้นขนาดปานกลาง กรดไขมันสำคัญที่มีได้แก่ กรดคาปริก (Capric Acid-C10), กรดลอริก (Lauric Acid-C12) และกรดไมริสติก (Myristic Acid-C14) และอื่นๆ อีกทั้งยังประกอบด้วยกรดไขมันที่ไม่อิ่มตัวอีก 2 ประเภทแต่มีอยู่เพียง 9% เช่น โอเลอิก ลิน โอเลอิกและพาล์มมิโทเลอิก เป็นต้น

2. มีกรดลอริกสูงมาก น้ำมันมะพร้าวเป็นน้ำมันพืชชนิดเดียวในโลกที่มีกรดลอริกอยู่ในปริมาณที่สูงมาก 48-53% กรดนี้เองที่ทำให้ไขมันมะพร้าวมีคุณสมบัติพิเศษในการเสริมสุขภาพและความงามของมนุษย์ กรดคาปริกที่มีอยู่ 6-7% ก็ช่วยเสริมประสิทธิภาพของกรดลอริก

3. มีวิตามินอีที่มีประสิทธิภาพสูง น้ำมันมะพร้าวที่สกัดโดยการบีบเย็น (cold press) ที่ไม่ได้ผ่านกระบวนการRDB จะยังคงวิตามินอีไว้ได้สูง และด้วยเหตุที่มีวิตามินอีสูงจึงทำให้น้ำมันมะพร้าวโดดเด่นกว่าน้ำมันชนิดอื่นๆ

4. เปลี่ยนเป็นพลังงานได้อย่างรวดเร็วและเพิ่มอัตราการเผาผลาญไขมัน ร่างกายของมนุษย์สามารถเปลี่ยนน้ำมันมะพร้าวให้เป็นพลังงานได้อย่างรวดเร็ว ความที่มีโมเลกุลขนาดกลาง (C8 - C14) เมื่อเรานำไขมันเหล่านี้เข้าสู่ร่างกายมันจะผ่านจากกระเพาะไปยังลำไส้แล้วเปลี่ยนเป็นพลังงานที่ดับอย่างรวดเร็ว (ประมาณภายใน 1 ชั่วโมง) ทำให้ไม่มีไขมันเหลือสะสมในร่างกาย และน้ำมันมะพร้าวยังไปเร่งอัตราการเผาผลาญอาหารให้เป็นพลังงานมีผลทำให้เกิดความร้อนสูงในร่างกาย จึงไปช่วยนำไขมันที่ร่างกายสะสมไว้ในส่วนต่างๆ ออกมาใช้เป็นพลังงานไปในตัว ทำให้กระชับกระฉ่งและไม่อ้วน จึงช่วยในการลดน้ำหนักและลดความอ้วน

ตารางที่ 2.1 ปริมาณของคอเลสเตอรอลในน้ำมันบางส่วน โดยเทียบอัตราส่วนคอเลสเตอรอล

ชนิดของน้ำมัน	อัตราส่วนคอเลสเตอรอล(ppm)
น้ำมันมะพร้าว	14
น้ำมันปาล์ม	18
น้ำมันถั่วเหลือง	28
น้ำมันข้าวโพด	50
เนยเหลว	3150
น้ำมันหมู	3500

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

อีกทั้งกรดต่างๆที่มีอยู่ในน้ำมันมะพร้าวมีประโยชน์ต่อสุขภาพและช่วยสร้างภูมิคุ้มกันโดยกรดลอริกที่บริโภคเข้าไปจะเปลี่ยนเป็น โมโนกลีเซอไรด์ที่มีชื่อว่า โมโนลอรีน ซึ่งเป็นสารตัวเดียวกับที่มีอยู่ในน้ำมันมะพร้าวที่ไปช่วยสร้างภูมิคุ้มกันให้กับทารกแรกเกิดและคั้นน้ำมันมะพร้าวเป็นหลัก และโมโนลอรีนยังเป็นสารปฏิชีวนะที่มีคุณสมบัติฆ่าทำลายเชื้อโรคเกือบทุกชนิดได้ดีกว่ายาปฏิชีวนะที่ใช้อยู่ในปัจจุบันไม่ก่อให้เกิดหรือเพิ่มอาการคือยาของเชื้อโรคและสารปฏิชีวนะในน้ำมันมะพร้าวไม่เป็นพิษต่อมนุษย์และถูกสร้างขึ้นในร่างกายของมนุษย์เองและยังไม่มียันตรายต่อแบคทีเรียที่เป็นประโยชน์ในลำไส้

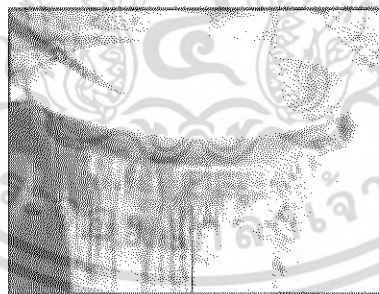
## 2.4 การสกัดน้ำมันในอุตสาหกรรม

การสกัดแยกน้ำมันเป็นวิธีที่นิยมใช้กับเมล็ดพืชน้ำมัน โดยวิธีการแยกน้ำมันในอุตสาหกรรมหลากหลายประเภทซึ่งจำแนกได้ดังนี้

### 2.4.1 วิธีการสกัดน้ำมันพืชโดยวิธีธรรมชาติ

เป็นวิธีที่ไม่มีการใช้สารเคมีในการสกัด มีวิธีดังนี้

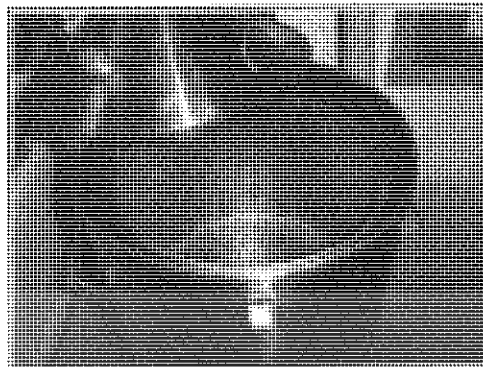
1. วิธีการเคี้ยว (Rendering) เป็นการนำเอาวัตถุดิบ เช่น เนื้อมะพร้าว เนื้อปาล์ม มาเคี้ยวแห้งหรือเคี้ยวเปียก โดยการใช้ความร้อนปานกลางแล้วจนน้ำมันแยกตัวออกมา ลอยตัวบนน้ำหรือเคี้ยวจนน้ำระเหยออกหมด ก็จะได้น้ำมันที่สะอาดออกมา น้ำมันชนิดนี้คุณภาพของน้ำมันยังไม่ค่อยดีนักเนื่องจากผ่านความร้อนเป็นเวลานาน กลิ่นไม่หอมมาก บางครั้งมีกลิ่นไหม้ปนมาด้วยน้ำมัน สภาพของน้ำมันเปลี่ยนไป เช่น เหม็นหืนเร็ว เมื่อนำมาทาตัวจะเหนียวเหนอะหนะ ซึมผ่านผิวหนังได้ยากกว่าน้ำมันที่สกัดโดยไม่ผ่านความร้อน



รูปที่ 2.2 การเคี้ยวน้ำมัน

2. วิธีการหมัก (Fermentation) ใช้กับการสกัดน้ำมันมะพร้าว โดยการคั้นน้ำกะทิจากเนื้อมะพร้าวแห้งในอัตราส่วนเนื้อมะพร้าวขูด 1 ส่วน ต่อน้ำ 1 ส่วน โดยใช้น้ำอุ่นๆ เมื่อได้กะทิออกมาแล้วนำไปใส่แก้วทรงสูง ปิดฝาด้วยพลาสติกหรือยาง ตั้งทิ้งไว้ น้ำมันจะแยกตัวออกจากน้ำ ลอยตัวอยู่

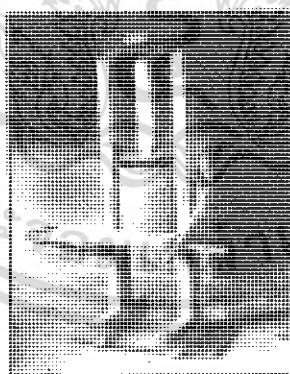
ด้านบน จากนั้นดักน้ำมันออกมากรองด้วยผ้าขาววงหรือกระดาษกรอง การสกัดน้ำมันมะพร้าว ด้วยวิธีนี้ทำได้น้ำมันออกมา 20-40%



รูปที่ 2.3 ภาพสำหรับหมัก

3. วิธีการสกัดโดยใช้การบีบอัด(Oil Press) การสกัดน้ำมัน โดยใช้การบีบอัด วิธีการนี้อาศัยแรงอัดบีบไปทำให้น้ำมันที่อยู่ในเมล็ดวัตถุดิบ ไหลออกมา ในขณะที่เดียวกันก็จะทำให้ผนังเซลล์ของพืชน้ำมันแตกตัวออกมา ทำให้น้ำมัน ไหลออกมา อุปกรณ์บีบอัดที่มีใช้ในปัจจุบันมีทั้งแบบท่อนซุง (ปัจจุบันมีใช้งานอยู่น้อยมาก), แบบไฮดรอลิก (Hydraulic presses) และแบบเกลียวอัด (Screw presses)

3.1 วิธีการบีบอัดด้วยเครื่องไฮดรอลิก (Hydraulic Press) เป็นการใช้แรงบีบ ใช้ได้กับพืช น้ำมันที่มีเปลือกชั้น ไม่แข็งเกินไป เช่น ถั่วเหลือง ราชำว ถั่วลิสง น้ำมันที่ได้จะมีคุณภาพดี อาจต้องนำวัตถุดิบไปอบหรือตากแดดก่อนเพื่อกระตุ้นน้ำมันให้บีบออกง่าย แต่จะได้น้ำมันน้อย คือ ประมาณ 20-30% เมื่อได้ยังต้องนำไปกรองด้วยกระดาษกรอง

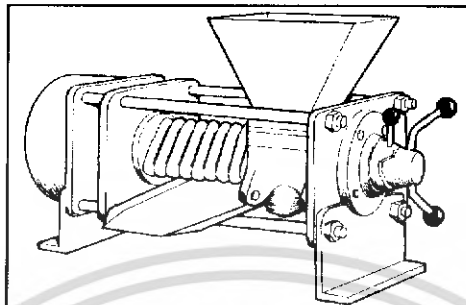


รูปที่ 2.4 เครื่องบีบอัดแบบไฮดรอลิก (Hydraulic presses)

3.2 วิธีบีบอัดโดยเครื่องสกรูเพรส (Screw Press) ใช้กับพืชน้ำมันเปลือกแข็ง หรือพืช น้ำมันที่ไม่สามารถบีบได้โดยใช้เครื่องไฮดรอลิก เช่น เมล็ดงา เมล็ดทานตะวัน น้ำมันจะถูกบีบออกมาโดยแรงกดไประหว่างสกรูในแนวนอน จนได้น้ำมันออกมา น้ำมันประเภทนี้จัดเป็นน้ำมัน

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า ไม่ว่าจะกรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

คุณภาพดี เพราะไม่ผ่านความร้อนเลย แต่จะมีความร้อนเกิดขึ้นจากแรงเสียดสีระหว่างการบด ปริมาณน้ำมันที่สกัดได้ประมาณ 30-40% มากกว่าการสกัดด้วยไฮดรอลิก เมื่อได้น้ำมันจะต้องนำไป กรองด้วยกระดาษกรอง ยังคงมี สี กลิ่น รส ตามธรรมชาติ



รูปที่ 2.5 เครื่องบีบอัดแบบสกรูอัด(Screw presses)

โดยทั่วไปโรงงานส่วนใหญ่จะใช้เครื่องบีบน้ำมันแบบเกลียวอัด เนื่องมาจากการบีบน้ำมัน โดยใช้เกลียวอัดมีประสิทธิภาพในการผลิตทั้งทางด้านปริมาณ ความเร็ว และความสะอาดสูงกว่าแบบไฮดรอลิก แต่การควบคุมน้ำมันให้ได้น้ำมันที่มีคุณภาพดีทำได้ยากลำบากกว่าแบบไฮดรอลิก เนื่องจากในขณะที่ใช้การบีบแบบเกลียวอัดจะเกิดความร้อนขึ้น ซึ่งในแบบไฮดรอลิกความร้อนจะเกิดขึ้นน้อยกว่ามาก ด้วยสาเหตุนี้สีของน้ำมันที่บีบได้จากเครื่องบีบแบบเกลียวอัดส่วนใหญ่จึงมีสีที่เข้มกว่าสีของน้ำมันที่บีบอัดจากเครื่องบีบแบบไฮดรอลิก และน้ำมันที่ได้ออกมาจากการบีบแบบเกลียวอัดจะมีกากเล็ก ๆ และน้ำปนออกมาด้วย จึงต้องกำจัดออกโดยการทิ้งไว้ให้น้ำแยกชั้นออกมา และสิ่งสกปรกตกตะกอนในถังพักหรือใช้การหมุนเหวี่ยงด้วยเครื่องเหวี่ยง จากนั้นจึงจะสามารถนำน้ำมันดิบที่ได้ไปทำให้บริสุทธิ์เพื่อนำไปใช้งานได้

#### 2.4.2 วิธีการสกัดน้ำมันพืชโดยใช้สารเคมีเป็นตัวทำละลาย (solvent extraction)

การสกัดโดยวิธีธรรมชาติ เช่น การบีบอัด จะได้น้ำมันออกมาน้อย ยังคงมีน้ำมันที่เหลือในกากอยู่มาก ดังนั้นในทางอุตสาหกรรมจึงมีการนำเอาตัวทำละลายมาช่วยในการสกัด เพื่อให้ได้น้ำมันออกมาให้มากที่สุด ส่วนใหญ่การใช้ตัวทำละลายจะสกัดได้มากกว่า 90% ของปริมาณที่มีอยู่ในวัตถุดิบ การสกัดน้ำมันพืชโดยใช้ตัวทำละลาย เป็นการสกัดที่ใช้ใน โรงงานผลิตน้ำมันพืชทั่วไป โดยการนำวัตถุดิบที่เป็นส่วนของพืชที่ให้น้ำมันมาย่อยขนาดลง อาจนำไปตากแดดหรืออบเพื่อไล่ความชื้นก่อนแล้วจึงแช่ลงในตัวทำละลาย ตัวทำละลายมีอยู่หลายชนิด ได้แก่ อีเทอร์ เบนซิน และที่นิยมใช้มากที่สุดคือเฮกเซน จะได้สารละลายที่เป็นส่วนผสมของน้ำมันพืชและเฮกเซน ออกมา จากนั้นจึงนำไปแยกตัวทำละลายออกจากน้ำมัน โดยการระเหยใช้ความร้อน เพื่อไม่ให้มีเอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า ไม่ว่าจะกรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

เฮกเซนเหลือตกค้างอยู่ น้ำมันที่ได้เป็นน้ำมันดิบที่ยังมีสิ่งเจือปนอยู่หลายอย่าง เช่น โปรตีน คาร์โบไฮเดรต กรดไขมันอิสระ กลีเซอโรล น้ำมันหอมระเหย ซึ่งการผลิตในโรงงานจะนำไปกลั่นเพื่อเอาสิ่งเจือปนเหล่านี้ออกไปก่อน โดยการสกัดยางเหนียว โดยใช้กรดฟอสฟอริก และใช้โซดาไฟหรือโซเดียมไฮดรอกไซด์กำจัดกรดไขมันอิสระ ทำการฟอกสีโดยใช้ผงถ่านแล้วกรองออก กำจัดกลิ่นโดยใช้ไอน้ำที่มีอุณหภูมิ 220-270 องศาเซลเซียส ภายใต้อุณหภูมิอากาศเป็นเวลา 2 ชั่วโมง กลิ่นต่างๆ จะถูกดูดออกไป น้ำมันพืชที่สกัดด้วยวิธีนี้ เรียกว่า น้ำมันพืชผ่านกรรมวิธี (Processed oil) ใส มีสีเหลืองอ่อนหรือแก่ ไม่มีรส ไม่มีกลิ่น แทบจะไม่เหลือคุณสมบัติทางกายภาพเดิมของสี กลิ่น รส อยู่เลย และสารอาหารจะหายไปในช่วงการผลิต เป็นน้ำมันที่ผลิตโดยทั่วไป เพราะเป็นวิธีการสกัดที่ให้น้ำมันปริมาณมาก มีอายุทนนาน ไม่เหม็นหืน ตั้งวางขายบนชั้นได้นานแต่ถ้าพิจารณาตามกระบวนการผลิตจะเห็นว่าคุณสมบัติทางเคมีก็เปลี่ยนไปมาก ดังนั้นจึงไม่เหมาะกับการบริโภคแนวเมคโครไบโอติก เพราะไม่มีคุณค่าทางอาหาร แล้วยังเป็นอันตรายต่อสุขภาพเพราะผ่านสารเคมี



รูปที่ 2.6 การสกัดน้ำมันพืชโดยใช้ตัวทำละลาย

## 2.5 การบีบอัดน้ำมันในอุตสาหกรรม

การบีบน้ำมันเป็นวิธีการที่นิยมใช้กับเมล็ดพืชน้ำมัน ซึ่งเครื่องบีบน้ำมันมีหลายชนิดและหลายกระบวนการมีทั้ง Batch pressing และ Continuous pressing ซึ่งอาจเป็น Cold pressing หรือ Hot pressing ก็ได้

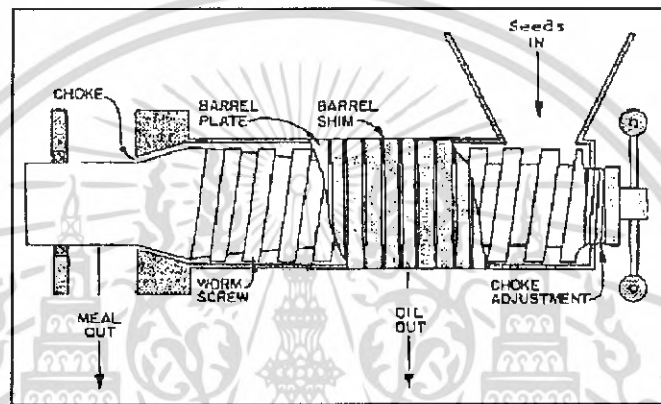
### ข้อแตกต่างระหว่างการสกัดน้ำมันแบบร้อนและแบบเย็น

การสกัดน้ำมันมะพร้าวแบบร้อนนั้น มีข้อเสียคือมีสารที่เป็นประโยชน์บางตัวต้องถูกทำลายไปเพราะความร้อน รวมทั้งยังมีมลภาวะทางกลิ่นตามมา เช่น เหม็นหืน อีกทั้งน้ำมันที่ได้นั้นจะยังมีความสกปรกอยู่ ต้องนำเอามาฟอกใหม่โดยใช้สารเคมี ส่วนการสกัดน้ำมันมะพร้าวแบบเย็นนั้นน้ำมันที่ได้ออกมาจะมีความบริสุทธิ์และยังสามารถคงคุณสมบัติน้ำมันมะพร้าวไว้อย่างครบถ้วน และยังช่วยลดการปนเปื้อนของจุลินทรีย์รวมถึงมีส่วนประกอบกรดไขมันในอัตราส่วนที่ดีว่าการเอกลำนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

สกัดร้อน รวมทั้งต้นทุนการผลิตของการสกัดน้ำมันมะพร้าวแบบเย็นนั้น มีต้นทุนการผลิตในส่วนของเทคโนโลยีต่ำกว่าการสกัดแบบร้อน

### 2.5.1 Cold Pressing

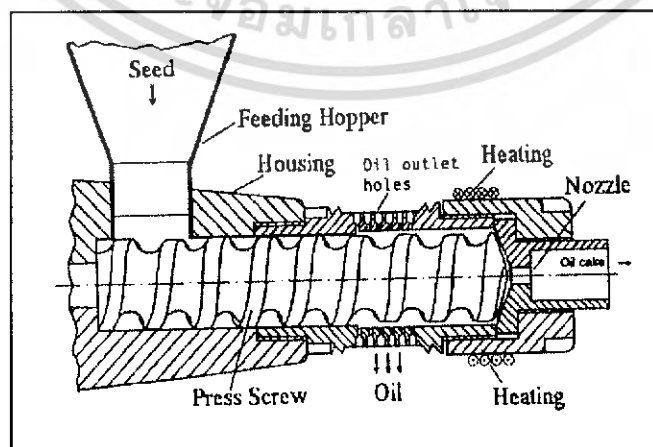
นิยมใช้กับเมล็ดพืชที่มีปริมาณน้ำมันสูง เช่น งา ถั่วลิสง ถั่วเหลือง มะกอก และมะพร้าว ผลปาล์ม เป็นต้น แรงกดที่ให้แก่นื้อเยื่อของเมล็ดพืชจะทำให้ผนังเซลล์แตกก๊ิบเอาน้ำมันแยกออกมาได้ น้ำมันที่ได้นี้จะสามารถนำไปใช้ได้เลยโดยไม่ต้องผ่านกระบวนการที่ทำให้เป็นน้ำมันบริสุทธิ์



รูปที่ 2.7 การบีบอัดน้ำมันแบบ Cold pressing

### 2.5.2 Hot Pressing

มีประสิทธิภาพดีกว่า cold pressing หากที่เหลือจาก cold pressing จะนำมาทำต่อโดยใช้ hot pressing ซึ่งอาจจะเป็นเครื่องบีบแบบไฮดรอลิก(Hydraulic Batch Press) หรือเครื่องอัดแบบสกรู (Continuous Screw Press) หรือ Expeller การสกัดแยกน้ำมัน โดยวิธีเหล่านี้ใช้ความดันประมาณ 1-15 ตันต่อตารางนิ้ว และจะมีน้ำมันหลงเหลืออยู่ในกากเพียง 2-4 เปอร์เซ็นต์เท่านั้น



รูปที่ 2.8 การบีบอัดน้ำมันแบบ Hot pressing

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า ไม่ว่าจะกรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

## การเปรียบเทียบการบีบน้ำมันแบบเย็นกับอุตสาหกรรมสกัดน้ำมันโดยการหมักและการเหวี่ยง

ตารางที่ 2.2 เปรียบเทียบการบีบน้ำมันแบบเย็นกับอุตสาหกรรมสกัดน้ำมันโดยการหมักและการเหวี่ยง

	การบีบน้ำมันแบบเย็น(Screw Press)	สารสกัดน้ำมันโดยการหมัก(Fermentation)	การสกัดน้ำมันโดยการเหวี่ยง(Centrifuge)
ต้นทุนการผลิต	ปานกลาง	ต่ำ	สูงมาก
ระยะเวลาเตรียมวัตถุดิบ	4 – 5 ชั่วโมง	ประมาณ 1 ชั่วโมง	ประมาณ 2 ชั่วโมง
ระยะเวลาการดำเนินการการผลิตน้ำมันต่อครั้ง	1.5 ชั่วโมง	2 – 3 วัน	12 – 18 ชั่วโมง
การควบคุมอุณหภูมิขนาดปฏิบัติการ	ค่อนข้างง่ายเพราะต้องการให้อุณหภูมิไม่เกิน 60 องศาเซลเซียส	ง่าย เพราะไม่ต้องการการควบคุมอุณหภูมิ	ยาก เพราะต้องควบคุมอุณหภูมิให้ไม่เกิน 25 องศาเซลเซียส ซึ่งต่ำกว่าอุณหภูมิห้อง
กำลังการผลิตต่อวัน	สูง	ต่ำ	ปานกลาง
ปริมาณน้ำมันที่ได้ต่อปริมาณวัตถุดิบ	30 – 40 %	20 – 40 %	30 – 40 %
คุณภาพผลิตภัณฑ์ที่ได้	ดี	ค่อนข้างดี	ดีมาก
การควบคุมคุณภาพผลิตภัณฑ์	ง่าย	ยาก ไม่สม่ำเสมอ	ง่าย
ระยะเวลาการทำการกับผลิตภัณฑ์ที่ได้เพื่อให้ได้น้ำมันที่บริสุทธิ์	ใช้นเวลาน้อย	ใช้นเวลาน้อย	ใช้นเวลาน้อย

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

## การเปรียบเทียบเครื่องบีบเย็นที่ผลิตในท้องถิ่นกับเครื่องที่เรามาผลิตขึ้น

ตารางที่ 2.3 เปรียบเทียบเครื่องบีบเย็นที่ผลิตในท้องถิ่นกับเครื่องที่เรามาผลิตขึ้น

	เครื่องที่ผลิตใน ท้องถิ่น I	เครื่องที่ผลิตใน ท้องถิ่น II	เครื่องที่เรามาผลิตขึ้น
ขนาด Motor	3 HP 380 Volt ไฟ 3 เฟส	1 HP 380 Volt ไฟ 3 เฟส	2 HP 380 Volt ไฟ 3 เฟส
การส่งกำลัง	มอเตอร์ขับเคลื่อนสายพาน ไปยังเพื่องทคต่อไป เกลียวอัด	มีการใช้ชุดเกียร์ทดใน การส่งกำลัง	ต่อตรงมอเตอร์เข้าสู่ตัว เกลียวอัด
เครื่องปรับความเร็ว รอบ	-	-	มี
Heater	-	มี	-
อุณหภูมิที่ปฏิบัติการ	-	50 – 60 องศาเซลเซียส	-
ลักษณะหัวบีบ	ปกติติดกับตัวเครื่อง	ติดกับตัวเครื่องสามารถ ปรับระยะการบีบได้	ปกติติดกับตัวเครื่อง
ความเร็วรอบเครื่องที่ ดีที่สุดที่ใช้ในการบีบ	15 rpm.	50-90 rpm.	176 rpm.
จำนวนครั้งที่ทำการ บีบ	3	1	1
ลักษณะการบีบ	บีบด้วยScrew Press 2 ครั้ง และ Hydraulic Press 1 ครั้ง	บีบด้วย Screw Press 1 ครั้ง	บีบด้วย Screw Press 1 ครั้ง
%ปริมาณน้ำมันที่ได้ ต่อวัตถุดิบ 1 กก.	40 %	20 - 25%	25 -30%

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

## บทที่ 3

# การผลิตน้ำมันมะพร้าวแบบบีบเย็น (Cold Pressed Coconut Oil Production)

### 3.1 การผลิตน้ำมันมะพร้าวแบบบีบเย็น (Cold Pressed Coconut Oil Production)

ในปี 2545 ประเทศไทยมีปริมาณผลผลิตมะพร้าวเท่ากับ 1.42 ล้านตัน โดยที่ปริมาณมะพร้าวผลร้อยละ 10 จะถูกนำไปแปรรูปเป็นน้ำกะทิ เพื่อใช้ในการประกอบอาหารร้อยละ 60 ของผลผลิตถูกนำไปบริโภคสด และนำไปเป็นส่วนประกอบในการทำขนม ในขณะที่ปริมาณร้อยละ 30 ของมะพร้าวผลทั้งหมด ถูกนำมาใช้แปรรูปเป็นน้ำมันมะพร้าว น้ำมันมะพร้าวบริสุทธิ์ร้อยละ 10 ถูกส่งออกไปจำหน่ายต่างประเทศ และอีกปริมาณร้อยละ 90 ถูกนำไปใช้ในอุตสาหกรรมต่างๆ เช่น อุตสาหกรรมน้ำมัน ปรงอาหาร เคมีภัณฑ์ และอุตสาหกรรมอาหาร

การผลิตน้ำมันมะพร้าวต่างๆไปในทางอุตสาหกรรม จะเริ่มจากการนำเนื้อมะพร้าวออกจากผลมะพร้าว ทำการตากแห้งหรืออบแห้ง จากนั้นจึงบดขยี้เนื้อมะพร้าวแห้งให้เป็นชิ้นเล็กๆ แล้วบีบน้ำมันออกด้วยเครื่องบีบแบบเกลียวอัดน้ำมัน น้ำมันที่ได้มักจะมีเศษเนื้อมะพร้าวแห้งปะปนมาด้วย ต้องนำไปกรองเพื่อให้ได้น้ำมันมะพร้าวดิบสีน้ำตาลเข้มใสปราศจากเศษเจือปน สำหรับกากเนื้อมะพร้าวที่บีบน้ำมันออกแล้วจะถูกส่งขายเป็นอาหารสัตว์ กระบวนการกลั่นน้ำมันให้บริสุทธิ์มี 2 วิธี คือ ทางเคมีและทางกายภาพ ถ้าเป็นทางเคมีจะใช้ด่าง เช่น โซเดียมไฮดรอกไซด์ทำปฏิกิริยากับกรดไขมันอิสระในปริมาณที่พอเหมาะกับการดักไขมันอิสระที่มีอยู่ จากนั้นจึงล้างสบู่ และด่างที่เดิมมากเกินไปออกจนน้ำมันมีสภาพเป็นกลาง แต่วิธีนี้มีการสูญเสียน้ำมันสูง โดยเฉพาะอย่างยิ่งเมื่อน้ำมันมะพร้าวดิบมีปริมาณกรดไขมันอิสระสูง จากนั้นจึงทำการฟอกสีและดูดกลิ่นตามลำดับ

ส่วนการทำให้บริสุทธิ์ด้วยวิธีทางกายภาพ บางครั้งเรียกว่า การกลั่นให้บริสุทธิ์ เป็นกรรมวิธีที่นิยมใช้ในปัจจุบัน ทำได้โดยนำน้ำมันมะพร้าวดิบจากกระบวนการสกัด มาทำการกำจัดขางเหนียวด้วยกรดฟอสฟอริกฟอกสีด้วยผงฟอกสี จากนั้นจึงส่งน้ำมันเข้าสู่กระบวนการกลั่นที่อุณหภูมิสูงและความดันต่ำกว่าบรรยากาศ เพื่อแยกกรดไขมัน กลิ่น และสีออก และกรองอีกครั้ง จึงได้น้ำมันมะพร้าวบริสุทธิ์ที่รอการจำหน่ายต่อไป จากข้อมูลของสำนักงานเศรษฐกิจการเกษตรระบุว่ามะพร้าวผล 1 กิโลกรัม จะให้เนื้อมะพร้าว 0.25 กิโลกรัม ซึ่งคิดเป็นเนื้อมะพร้าวแห้ง 0.20

กิโลกรัม เมื่อนำเนื้อมะพร้าวแห้ง 1 กิโลกรัมมาผ่านกระบวนการผลิตน้ำมันมะพร้าวดิบ จะให้ผลผลิตของน้ำมันมะพร้าวดิบเท่ากับ 0.55 กิโลกรัม

### 3.2 หลักการที่สำคัญของการผลิตน้ำมันมะพร้าวบีบเย็น

น้ำมันมะพร้าวบีบเย็น (Virgin coconut oil, cold pressed coconut oil) หมายถึง น้ำมันมะพร้าวที่ผลิตจากเนื้อมะพร้าวสดภายใต้กระบวนการที่ใช้อุณหภูมิต่ำกว่า 60 องศาเซลเซียส เพื่อให้ได้น้ำมันมะพร้าวที่มีปริมาณความชื้นในผลิตภัณฑ์ต่ำ เพื่อป้องกันการเหม็นหืนของน้ำมันเมื่อเก็บรักษาเป็นระยะเวลาานาน น้ำมันมะพร้าวคุณภาพสูงจะมีลักษณะของกลิ่นและรสที่แตกต่างจากน้ำมันมะพร้าวซึ่งผ่านขั้นตอนการทำให้บริสุทธิ์ด้วยสารเคมี กรรมวิธีผลิตน้ำมันมะพร้าวคุณภาพสูงในปัจจุบันมีรายละเอียดดังนี้

#### 1. Traditional hand pressed method

เป็นวิธีการผลิตน้ำมันมะพร้าวในระดับครัวเรือนแบบดั้งเดิม การผลิตเริ่มต้นโดยบีบน้ำกะทิจากเนื้อมะพร้าวขูดที่เก็บเกี่ยวมาเป็นเวลาไม่เกิน 24 ชั่วโมง องค์กรประกอบในน้ำกะทิประกอบด้วยน้ำมัน น้ำ โปรตีน และอื่นๆ จากนั้นหมักน้ำกะทิเป็นเวลา 24-48 ชั่วโมง น้ำมันจะแยกชั้นออกจากชั้นน้ำ ให้ความร้อนแก่น้ำมันเพื่อกำจัดความชื้นและกรอง ข้อเสียของวิธีการนี้ คือ การผลิตจะเป็นในระดับกำลังการผลิตขนาดเล็ก ทำให้การควบคุมคุณภาพของผลิตภัณฑ์ให้สม่ำเสมอเป็นไปได้ยาก

#### 2. Centrifuge process

การผลิตน้ำมันมะพร้าวด้วยวิธีนี้จะได้ผลิตภัณฑ์ที่มีคุณภาพสูงกว่าวิธีข้างต้น เนื่องจากไม่มีการให้ความร้อนแก่น้ำมันในขั้นตอนการผลิต หลักการคือนำน้ำกะทิมาเหวี่ยงแยกของแข็งและน้ำออกจากชั้นน้ำมัน ซึ่งจะได้อัตราผลผลิตคือ ชั้นน้ำมันที่อยู่ด้านบน วิธีการนี้จะมีค่าใช้จ่ายในการลงทุนสูง เนื่องจากต้องใช้อุปกรณ์เหวี่ยงแยก ซึ่งมีราคาแพง การแยกน้ำมันออกจากน้ำและองค์ประกอบอื่นๆ ในน้ำกะทิ นอกจากการหมัก และเหวี่ยงแยก ในข้อ 1 และ 2 แล้ว ยังสามารถใช้ในการต้ม การแช่เย็น และการใช้เอนไซม์ได้ด้วย

#### 3. Direct Micro Expeller (DME)-Fresh dry process

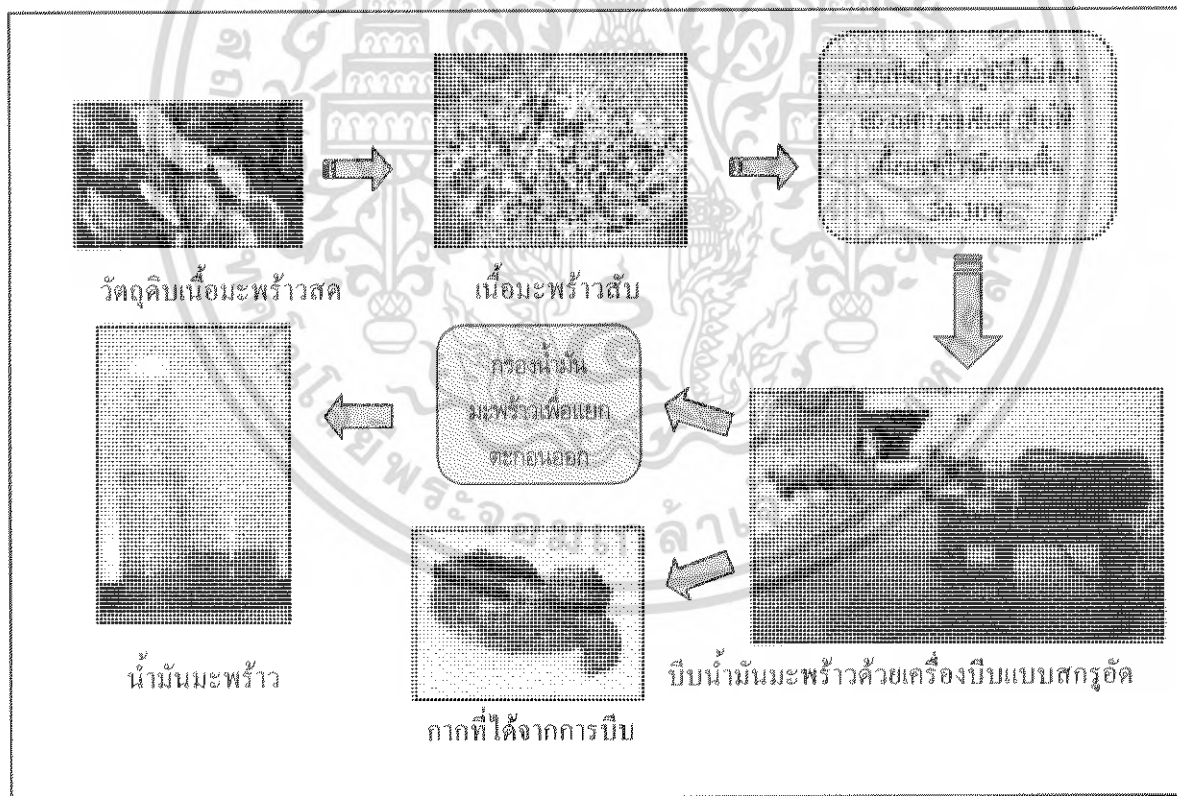
เป็นการบีบน้ำมันโดยเครื่องบีบแบบสกรู (screw type press) จากเนื้อมะพร้าวสดที่ผ่านการขูดและอบแห้ง เนื้อมะพร้าวขูดควรผ่านการอบแห้งใน 4 ชั่วโมงหลังจากกระเทาะเปลือก เพื่อป้องกันการปนเปื้อนของแบคทีเรีย ซึ่งทำให้คุณภาพของน้ำมันมะพร้าวด้อยลง กรณีที่ใช้กระบวนการ low pressure oil extraction จะใช้เนื้อมะพร้าวขูดแห้งที่มีความชื้น 10-12% ทำให้น้ำมันมะพร้าวที่บีบได้มีองค์ประกอบของน้ำที่มาจากความชื้นในเนื้อมะพร้าวประมาณ 10% ของน้ำมันที่ผลิตได้ วางทิ้งไว้ให้น้ำมันและน้ำแยกชั้น โดยอาจใช้ความร้อนในการกำจัดปริมาณน้ำที่

เหลืออยู่ ระยะเวลาดำเนินงานประมาณ 1.5 ชั่วโมงต่อครั้งในการผลิต และoil extraction efficiency (OEE) มากกว่า85% ของปริมาณน้ำมัน

กรรมวิธีผลิตน้ำมันมะพร้าวบีบเย็นที่ทางคณะผู้จัดทำโครงการจัดทำขึ้นนั้น เป็นวิธีการบีบน้ำมัน โดยเครื่องบีบแบบสกรู (Screw press type) จากเนื้อมะพร้าวสดที่ผ่านการสับละเอียดและอบแห้ง โดยเนื้อมะพร้าวสับจะผ่านการอบแห้งทันทีหลังจากกะเทาะเปลือก เพื่อป้องกันการปนเปื้อนของแบคทีเรียซึ่งจะทำให้คุณภาพของน้ำมันมะพร้าวลดลง ซึ่งเป็นสาเหตุหนึ่งที่ทำให้น้ำมันมีสีเหลืองเนื้อมะพร้าวหลังอบแห้งจะมีความชื้น 10-20% จุดสำคัญของการผลิตน้ำมันมะพร้าวด้วยวิธีการนี้ คือ ระยะเวลาและอุณหภูมิในการอบแห้งและปริมาณความชื้นของเนื้อมะพร้าวหลังอบแห้ง เมื่อนำเนื้อมะพร้าวสด 1 กิโลกรัม มาผ่านกระบวนการผลิตน้ำมันมะพร้าวบีบเย็นด้วยวิธีการข้างต้น จะให้ผลผลิตของน้ำมันมะพร้าวเท่ากับ 0.25 กิโลกรัม

ขั้นตอนที่สำคัญของการผลิต มีดังนี้

1. การเตรียมวัตถุดิบ
2. การอบแห้งที่อุณหภูมิต่ำ
3. การบีบสกัดน้ำมัน
4. การกรองเพื่อแยกกากและเนื้อมะพร้าวออกจากน้ำมันมะพร้าว



รูปที่ 3.1 แผนภูมิของกระบวนการบีบน้ำมันมะพร้าว

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

กระบวนการผลิตทุกขั้นตอนจะมีผลต่อคุณภาพของน้ำมันมะพร้าวที่ผลิตได้ ไม่ว่าจะเป็น การเตรียมวัตถุดิบ เวลาในการอบแห้ง ปริมาณความชื้นของเนื้อมะพร้าวแห้งก่อนเข้าขั้นตอนการ บีบน้ำมัน ดังนั้นการควบคุมคุณภาพของน้ำมันมะพร้าวจึงต้องควบคุมขั้นตอนการผลิตทั้งหมด

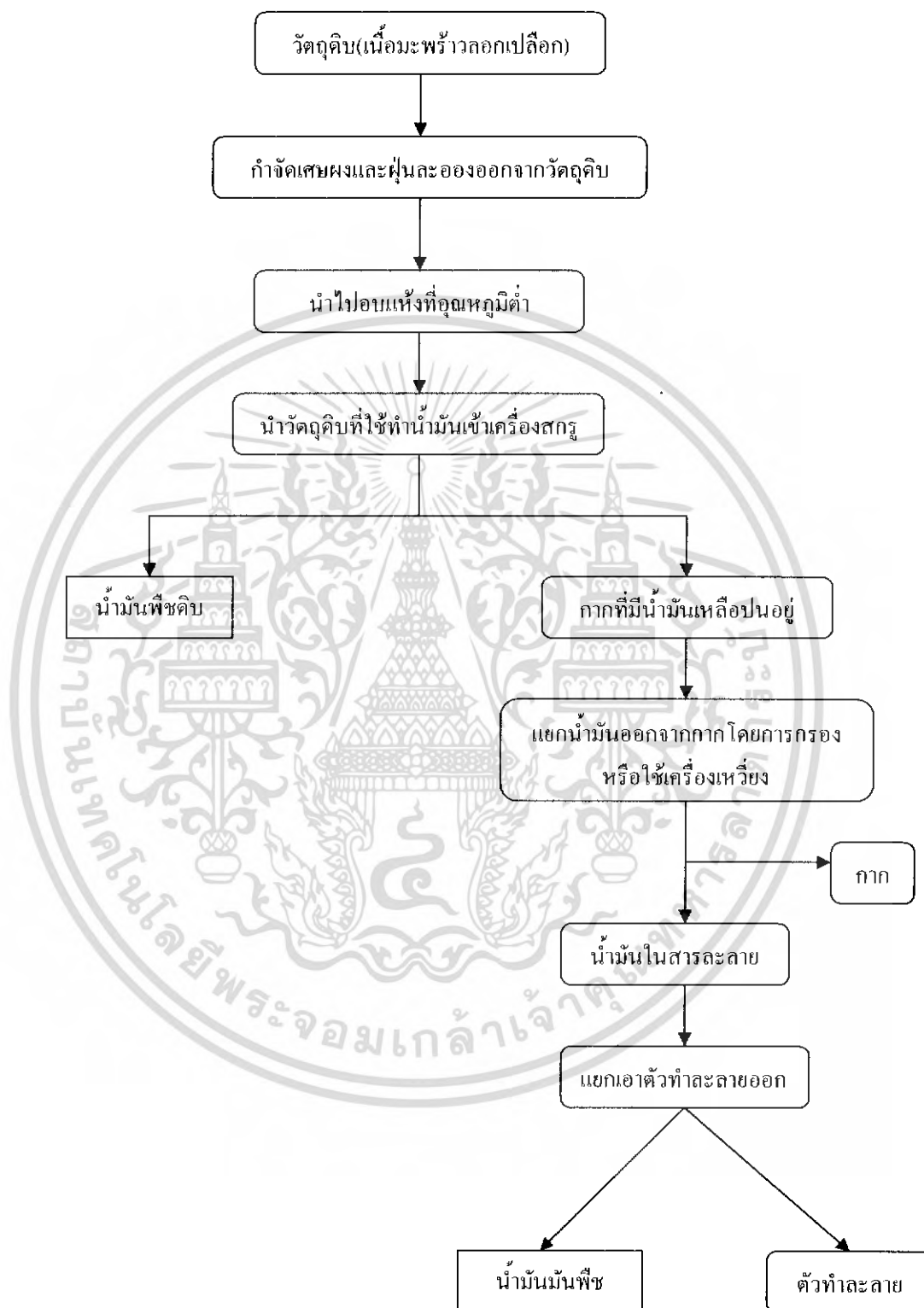
**ขั้นตอนของการผลิตน้ำมันมะพร้าวโดยการบีบเย็นแบบสกรูอัด**

1. การเตรียมวัตถุดิบ ควรเลือกใช้เนื้อมะพร้าวที่ผ่านการกะเทาะเปลือกใหม่เป็น วัตถุดิบเพื่อป้องกันปัญหาการเกิดสีน้ำตาลจากการทำงานของเอนไซม์ เมื่อเนื้อจุลินทรีย์ในกลุ่มที่ทำ ให้อาหารเน่าเสียเกิดการเจริญเติบโต จะทำให้เกิดกลิ่นรสที่ไม่ดีในน้ำมันมะพร้าวที่ผลิตได้

2. การอบแห้ง การอบแห้งมีวัตถุประสงค์เพื่อให้น้ำในเนื้อมะพร้าวเกิดการระเหย โดยใช้ความร้อน อุณหภูมิที่เหมาะสมในการตากเนื้อมะพร้าวสับ คือ 50-60 องศาเซลเซียส โดย ระยะเวลาในการอบขึ้นอยู่กับความชื้นสุดท้ายของเนื้อมะพร้าวที่ต้องการนำเข้าเครื่องบีบน้ำมัน

3. การบีบน้ำมัน เนื้อมะพร้าวก่อนเข้าเครื่องบีบน้ำมันแบบเกลียวอัด จะต้องตรวจดู ความชื้น ความชื้นที่เหมาะสมในการบีบ คือ 10-20 % เพราะถ้าความชื้นสูงจะทำให้อัตราส่วนของ น้ำมันต่ำลง ในขณะที่ความชื้นต่ำเกินไปจะทำให้เกิดความร้อนสะสม และเกิดการไหม้ของกากเนื้อ มะพร้าวในส่วนของช่องบีบ ซึ่งส่งผลให้น้ำมันมะพร้าวที่ผลิตได้มีสีเหลือง และมีกลิ่นไหม้

### แผนภาพของกระบวนการในการบีบน้ำมันโดยวิธีใช้การบีบแบบสกรูอัด



รูปที่ 3.2 แผนภูมิของกระบวนการบีบน้ำมันออกจากเมล็ดพืช

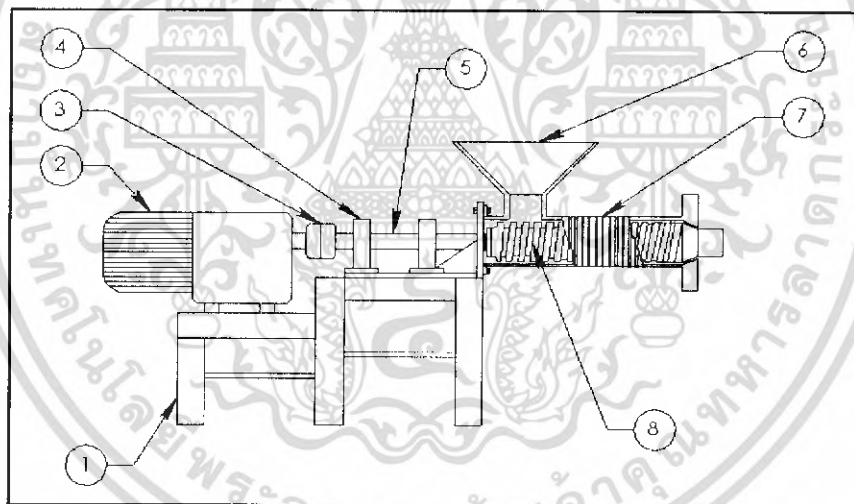
เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า ไม่ว่าจะกรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

## บทที่ 4

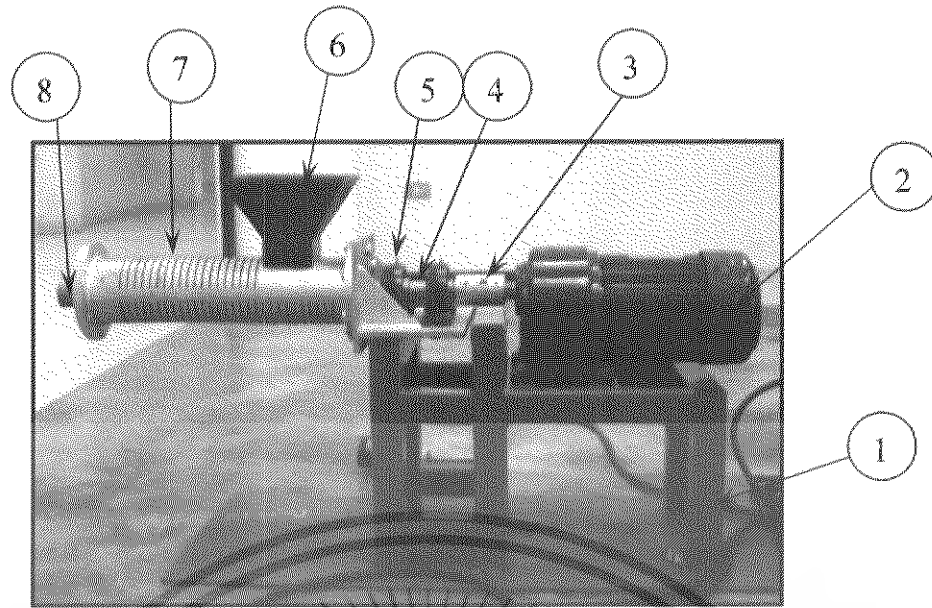
### ทฤษฎีและการคำนวณเพื่อออกแบบเครื่องบีบน้ำมันมะพร้าว

หลักการทำงานของเครื่องบีบน้ำมันที่เราออกแบบนั้นจะเริ่มทำงานเมื่อเปิดสวิตซ์ ตัวมอเตอร์จะเริ่มหมุนแล้วส่งแรงขับผ่านประกับเพลลาไปยังเพลลาส่งกำลังซึ่งเชื่อมติดและส่งกำลังให้กับสกรูบีบ โดยสกรูบีบจะหมุนอยู่ภายใต้ปลอกหุ้มสกรูบีบซึ่งมีหน้าที่ช่วยในการบีบน้ำมันจากเมล็ดวัตถุดิบ ซึ่งเมื่อเราใส่เนื้อวัตถุดิบลงไปทางช่องใส่วัตถุดิบ สกรูบีบก็จะทำการลำเลียงเมล็ดวัตถุดิบไปตามร่องฟันของสกรูในขณะที่ลำเลียงก็จะเกิดการบีบน้ำมันขึ้นพร้อมๆกัน และน้ำมันที่บีบได้จะไหลออกทางช่องทางออกของน้ำมัน ส่วนกากก็จะบีบที่ช่องทางออกของกากโดยใช้วิธีการอื่นของกาก

#### 4.1 ส่วนประกอบของตัวเครื่องที่ออกแบบ



รูปที่ 4.1 แสดงถึงแบบร่างของตัวเครื่องบีบน้ำมันพร้อมแสดงตำแหน่งของส่วนประกอบ



รูปที่ 4.2 รูปของตัวเครื่องบีบน้ำมันที่ได้ประกอบขึ้นพร้อมแสดงตำแหน่งต่างๆของตัวเครื่อง

จากรูปที่ 4.1 และรูปที่ 4.2 ส่วนประกอบต่างๆของเครื่องบีบน้ำมันตามหมายเลขที่แสดงไว้มีดังนี้

- |                               |                    |
|-------------------------------|--------------------|
| 1. ฐานโครงเครื่อง             | 5. แบริ่งที่เพลา   |
| 2. มอเตอร์เกียร์ขนาด 2 แรงม้า | 6. ช่องใส่วัสดุคืบ |
| 3. ประกับเพลา                 | 7. ปลอกหุ้มสกรู    |
| 4. เพลาส่งกำลัง               | 8. สกรูบีบน้ำมัน   |

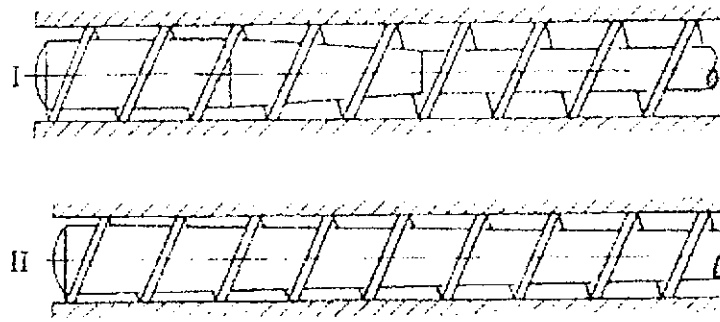
## 4.2 การออกแบบและการคำนวณ

### 4.2.1 การออกแบบสกรูอัด

เกลียวหนอน เป็นส่วนสำคัญที่สุดของเครื่องบีบน้ำมันมะพร้าว โดยจะออกแบบให้มีขนาดความกว้างของแกนคอกๆ โดขึ้นเพื่อที่จะใช้ในการอัดบีบเนื้อมะพร้าวอบแห้ง ซึ่งเกลียวหนอนที่ใช้ นิยมใช้งานกันมีอยู่ 2 แบบ คือ

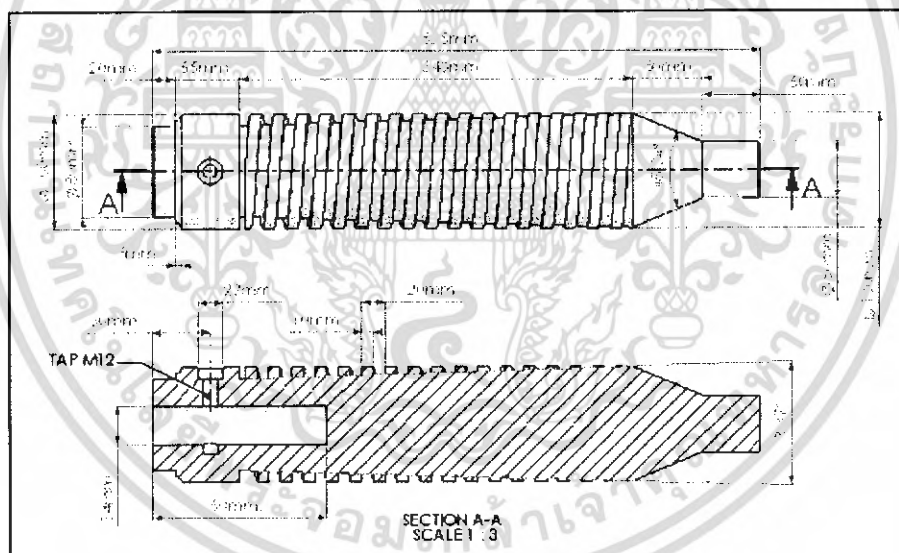
- 1). เกลียวหนอนแบบ 3 ตอน
- 2). เกลียวหนอนแบบแกนโดขึ้นเป็นลำดับ(Core Progressive Worm)

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้



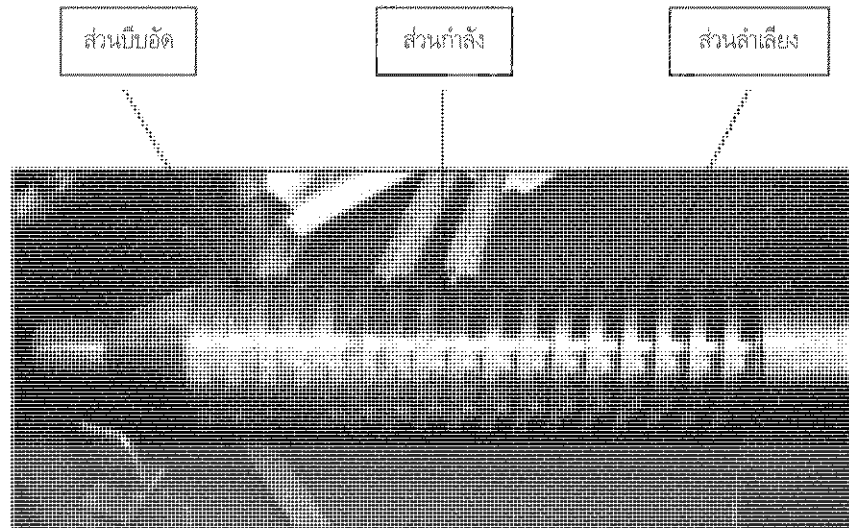
รูปที่ 4.3 เกลียวหนอนที่นิยมใช้งานทั้งสองแบบ

ในการออกแบบสกรูอัดจะใช้หลักการออกแบบเหมือนกับสกรูส่งกำลัง โดยออกแบบให้สกรูมีความลึกของร่องสกรูไม่เท่ากัน ร่องสกรูในช่วงแรกของการลำเลียงร่องของสกรูจะมีความลึกและต่อมาความลึกของร่องสกรูจะค่อยๆ น้อยลงทำให้เกลียวมีลักษณะเรียวขึ้น เพื่อทำให้เกิดการบีบอัดในการลำเลียงของสกรู



รูปที่ 4.4 สกรูอัดที่ออกแบบให้มีความลึกร่องสกรูไม่เท่ากัน

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้



รูปที่ 4.5 สกรูอัดที่มีความลึกของร่องสกรูไม่เท่ากัน

#### 4.2.1.1 ลักษณะของสกรูส่งกำลัง (Power Screw)

เป็นชิ้นส่วนที่ใช้ในเครื่องจักรกลเพื่อทำหน้าที่เปลี่ยนการเคลื่อนที่เชิงมุมไปเป็นการเคลื่อนที่ในแนวเส้นตรง และยังเป็นตัวส่งกำลังในเครื่องจักรกล เช่น เกลียวนำในเครื่องกลึงแม่แรง(screw jack) เครื่องอัดแบบสกรูอัด(screw press) เป็นต้น

คำจำกัดความที่เกี่ยวข้องกับเกลียวของสกรูส่งกำลัง

ก่อนที่จะกำหนดค่าเฉพาะต่างๆของสกรู ต้องทราบถึงคำจำกัดความของค่าเฉพาะเหล่านั้นเสียก่อน

ระยะพิตซ์; $p$  เป็นระยะทางที่วัดตามแนวแกนของสกรูจากจุดหนึ่งบนเกลียวหนึ่ง ไปยังจุดเดียวกันของเกลียวที่อยู่ถัดไป

ระยะนำเกลียว(lead);  $l_c$  เป็นระยะทางที่สกรูเคลื่อนที่ได้ตามแนวแกนของสกรู ในขณะที่สกรูหมุนไปหนึ่งรอบ จะมีค่าเท่ากับระยะพิตซ์เมื่อเป็นสกรูหนึ่งปาก และเป็นสองเท่าของระยะพิตซ์เมื่อเป็นสกรูสองปาก ตามสมการ

$$l_c = np \quad (4.1)$$

เมื่อ  $n$  เท่ากับจำนวนปากของเกลียว

เส้นผ่านศูนย์กลางใหญ่(major diameter);  $d$  เป็นขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางที่วัดจากยอดฟันเกลียวด้านหนึ่ง ไปยังยอดฟันเกลียวอีกด้านหนึ่ง หรือมีค่าเท่ากับขนาดกำหนดของเกลียว เช่น M38x5 หมายถึง เกลียวเมตริกมี  $d=38$  mm มีระยะพิตซ์ 5 mm

เส้นผ่านศูนย์กลางน้อย(minor diameter);  $d_r$  เป็นขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางที่วัดจากโคนเกลียวด้านหนึ่ง ไปยังโคนเกลียวอีกด้านหนึ่ง หรือตามสมการ

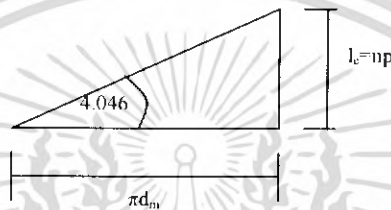
$$d_r = d_o - p \quad (4.2)$$

เส้นผ่านศูนย์กลางเฉลี่ย(mean diameter);  $d_m$  เป็นขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางวัดที่เส้นพิชต์ด้านหนึ่งไปยังเส้นพิชต์อีกด้านหนึ่ง หรือตามสมการ

$$d_m = d_o - \frac{P}{2} \quad (4.3)$$

มุมฮิลิกซ์หรือมุมหลิ็ด(helix or lead angle);  $\alpha$  เป็นมุมระหว่างระนาบที่สัมผัสกับความเอียงของเกลียวและระนาบที่ตั้งฉากกับแกนของสกรู เมื่อนำส่วนที่สกรูเคลื่อนที่ไปในขณะที่หมุนหนึ่งรอบมาคลี่ออก จะได้ลักษณะดังรูปที่ 4.6 และมุมหลิ็ดคือ

$$\tan \alpha = \frac{l_c}{\pi d_m} \quad (4.4)$$



รูปที่ 4.6 แสดงมุมหลิ็ด

ดังนั้น ออกแบบให้

ระยะพิชต์ของสกรู	20 mm.
เส้นผ่านศูนย์กลางเกลียวนอก	100 mm.
เส้นผ่านศูนย์กลางเกลียวใน	80 mm.
ความกว้างช่องระหว่างฟัน	10 mm.
ความยาวสกรูเฉพาะส่วนที่มีฟันเกลียว	340 mm.
ความยาวสกรูทั้งหมด	525 mm.

สกรูที่ใช้เป็นสกรู 1 ปาก ( $n=1$ ) ดังนั้นค่าหลิ็ดของสกรูคือ  $l_c = np$

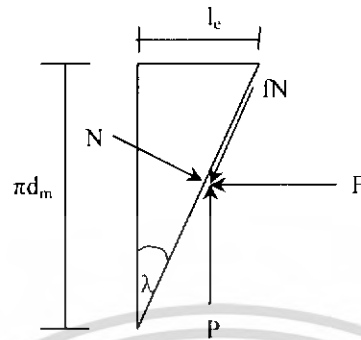
ดังนั้น  $l_c = 20$  mm.

$$\begin{aligned} \text{มุมฮิลิกซ์หรือมุมหลิ็ด, } \alpha \quad \tan \alpha &= \frac{l_c}{\pi d_m} \\ \tan \alpha &= \frac{20}{\pi(90)} \\ \alpha &= 4.046 \end{aligned}$$

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

#### 4.2.1.2 กลศาสตร์ของเกลียวส่งกำลัง (The mechanics of power screws)

พิจารณาเกลียวปากเดียวในระยะพิตช์ เพื่อคำนวณหาโมเมนต์บิดที่ต้องใช้ในการบีบน้ำมัน



รูปที่ 4.7 Force Diagram ที่กระทำกับเกลียวในขณะที่เกลียวเคลื่อนไป

เมื่อพิจารณาผลรวมของแรงตามแนวแกนเกลียวที่เกิดจากแรง  $F$  ที่วัตถุติดกับแกนอัด แรง  $P$  ที่ทำให้วัตถุเคลื่อนที่ไปข้างหน้า และแรงเสียดทานของเกลียวที่เกิดจากสัมประสิทธิ์ความเสียดทานของผิวเกลียว ( $fN$ ) นอกจากนี้ยังมีแรงปกติ ( $N$ ) กระทำตั้งฉากกับผิวเกลียว เมื่อทำการสมดุลแรง จะได้ว่า

$$\sum F_H = 0 ; P - N \sin \lambda - \mu \cos \lambda = 0$$

$$\sum F_V = 0 ; F + \mu \sin \lambda - N \cos \lambda = 0$$

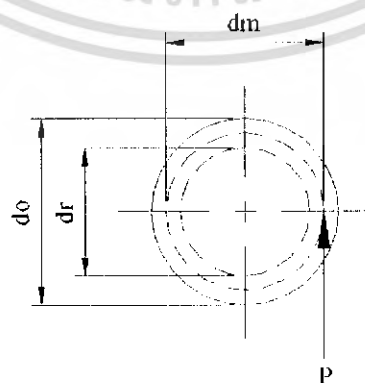
เมื่อเราไม่สนใจกับแรงปกติ ( $N$ ) จะสามารถหาแรง  $P$  ได้

$$P = \frac{F(\sin \lambda + f \cos \lambda)}{(\cos \lambda - f \sin \lambda)}$$

กำจัด  $\cos \lambda$  และ  $\sin \lambda$  ให้หมดไปโดยใช้ความสัมพันธ์ของ  $\tan \lambda = \frac{l}{\pi d_m}$  จะได้ว่า

$$P = \frac{F \left[ \frac{l}{\pi d_m} + f \right]}{1 - \left( \frac{fl}{\pi d_m} \right)}$$

เนื่องจาก  $P \cdot d_m = \text{Torque}$  จากการออกแบบเกลียว จากรูป



รูปที่ 4.8 แรง  $P$  ที่กระทำในภาคตัดขวางของเกลียว

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

ดังนั้นแรงบิด  $T$  ที่ต้องใช้ในการบีบน้ำมัน จะได้ว่า

$$T = F \frac{d_m}{2} \left[ \frac{l + \pi f d_m}{\pi d_m - fL} \right]$$

เมื่อไม่คิดค่าความฝืด  $\mu = 0$  แล้ว  $T_o$  คือโมเมนต์บิดที่ต้องการกดของเกลียวเท่านั้น

$$T_o = \frac{FL}{2\pi}$$

เมื่อ  $e$  เป็นประสิทธิภาพของเกลียว จะได้ว่า

$$e = \frac{T_o}{T} = \frac{Fl}{2\pi T}$$

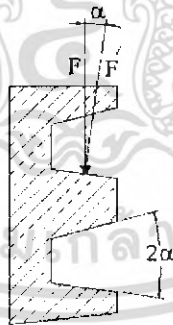
สมการดังกล่าวใช้สำหรับเกลียวสี่เหลี่ยม (Square threads)

สำหรับเกลียวสี่เหลี่ยมคางหมู (Acme threads) นั้นผิวของเกลียวจะเอียง แรงกระทำ (Load) ก็เอียงทำมุมกับแนวแกนเกลียวขึ้นเนื่องมาจากมุม  $\lambda$  (Lead angle) และมุม  $2\alpha$  (Thread angle) เมื่อเกลียวมีมุม  $\alpha$  มีค่าน้อยก็ไม่สนใจนำมาคิดและจะคิดเฉพาะผลที่เกิดจาก Thread angle เท่านั้น ผลที่เกิดจากมุม  $\alpha$  จะทำให้เกิดแรงเสียดทานเพิ่มขึ้น

ดังนั้นจากสมการ 1 ค่า  $\mu$  จะต้องหารด้วย  $\cos \alpha$  จะได้ว่า

$$T = \frac{Fd_m}{2} \left[ \frac{l + \pi f d_m / \cos \alpha}{\pi d_m - fL / \cos \alpha} \right] \text{ หรือ } T = \frac{Fd_m}{2} \left[ \frac{l + \pi f d_m (\sec \alpha)}{\pi d_m - fL (\sec \alpha)} \right]$$

ค่าที่ได้เป็นค่าโดยประมาณเท่านั้น เพราะผลที่เกิดจากมุม  $\lambda$  ได้ตัดทิ้งไปแล้ว ซึ่งในการออกแบบเกลียวส่งกำลังแบบสี่เหลี่ยมคางหมูจะมีประสิทธิภาพไม่เท่าเกลียวสี่เหลี่ยมจัตุรัส เพราะเกลียวสี่เหลี่ยมคางหมูจะมีความฝืดมากขึ้นเนื่องจากมุม  $\alpha$  แต่มักนิยมใช้เพราะง่ายต่อการสร้าง



รูปที่ 4.9 เกลียวสี่เหลี่ยมคางหมู

#### 4.2.2 การคำนวณหาโมเมนต์บิดรวมที่ต้องใช้ในการบีบน้ำมัน

ดังนั้นจากค่าเฉพาะต่างๆของสกรู และแรงที่ใช้บีบน้ำมันมะพร้าวให้มีน้ำมันจากการทดสอบกับเครื่องกดแบบไฮดรอลิก Winner workshop press มีค่าประมาณ  $3 \text{ kg/cm}^2 = 29.43 \text{ N/cm}^2 = 294,300 \text{ N/m}^2$

$$\text{เนื่องจาก พื้นที่ผิวปลอกเกลียวที่มีการบีบอัด เท่ากับ } \frac{2\pi r l}{2} = \frac{2\pi(0.05)(0.525)}{2} = 0.0825 \text{ m}^2$$

ดังนั้นแรงที่ใช้บีบน้ำมันเท่ากับ 24.3 kN.

$$\text{จากสมการ } T = F \frac{d_m}{2} \left[ \frac{l + \pi f d_m}{\pi d_m - fl} \right]$$

T คือแรงบิดที่เราต้องการในการเอาชนะแรงเสียดทานของเกลียว และเพื่อเคลื่อนให้วัตถุบิดเคลื่อนไปข้างหน้า

$$\text{จากเงื่อนไขของการเกิด self-locking จะได้ว่า } f > \tan \lambda$$

$$f > \frac{l}{\pi d_m} = 0.085$$

จากตารางค่า coefficient of friction,  $f$  สำหรับวัสดุที่ใช้ทำสกรูเกลียวและปลอกสกรู

ตารางที่ 4.1 ค่า coefficient of friction

Screw Material	Nut Material			
	Steel	Bronze	Brass	Cast Iron
Steel, dry	0.15-0.25	0.15-0.23	0.15-0.19	0.15-0.25
Steel, machine oil	0.11-0.17	0.10-0.16	0.10-0.15	0.11-0.17
Bronze	0.08-0.12	0.04-0.06	—	0.06-0.09

เนื่องจากเราใช้ Cast iron ในการทำสกรูเราเลือกใช้  $f$  ค่าสัมประสิทธิ์แรงเสียดทานเท่ากับ 0.11

$$T = (24.3 \times 10^3) \times 0.045 \left[ \frac{0.020 + \pi(0.11)(0.090)}{\pi(0.090) - (0.11)(0.020)} \right]$$

$$= 182.15 \text{ N.m}$$

คำนวณหาแรงบิดในการจับน้ำหนักของสกรูและเพลลา

เนื่องจากวัสดุที่ใช้ทำสกรูและเพลลาคือเหล็ก(Cast iron) มีน้ำหนักจำเพาะเท่ากับ  $70.6 \text{ KN/m}^3$

- น้ำหนักสกรูหาได้จาก

$$\text{ปริมาตรสกรูโดยประมาณ} = \left( \pi \times \frac{0.1^2}{4} \right) \times 0.525$$

$$= 4.123 \times 10^{-3} \text{ m}^3$$

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

$$\begin{aligned} \text{น้ำหนักของสกรู} &= 70.6 \times 4.123 \times 10^{-3} \\ &= 0.291 \text{ kN} = 29.66 \text{ kg} \end{aligned}$$

- น้ำหนักของเพลหาได้จาก

$$\begin{aligned} \text{ปริมาตรของเพล} &= \pi \times \frac{(35 \times 10^{-3})^2}{4} \times 0.35 \\ &= 3.367 \times 10^{-4} \text{ m}^3 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \text{น้ำหนักเพล} &= 70.6 \times 3.367 \times 10^{-4} \\ &= 0.0237 \text{ kN} \\ &= 2.423 \text{ kg} \end{aligned}$$

แรงบิดสำหรับขับน้ำหนักเพลและสกรูจากสมการ  $T = I\alpha$

เพลหมุนด้วยความเร็วรอบจาก 0-60 รอบ/นาที ใช้เวลา = 0.5 วินาที

$$\alpha = \frac{\dot{\omega}}{t} = \frac{60 \times 2\pi}{60 \times 0.5} = 12.566 \text{ rad/s}^2$$

สำหรับสกรู

$$\begin{aligned} I &= \frac{mr^2}{2} = \frac{29.66 \times 0.05^2}{2} \\ &= 3.7 \times 10^{-2} \end{aligned}$$

$$T = I\alpha = 3.7 \times 10^{-2} \times 12.566 = 0.465 \text{ Nm}$$

สำหรับเพล

$$\begin{aligned} I &= \frac{mr^2}{2} = \frac{2.423 \times 0.0125^2}{2} \\ &= 1.892 \times 10^{-4} \end{aligned}$$

$$T = I\alpha = 1.892 \times 10^{-4} \times 12.566 = 2.38 \times 10^{-3} \text{ Nm}$$

$$\begin{aligned} \text{ดังนั้น } T \text{ ที่ใช้ขับเพลและสกรู} &= 0.465 + (2.38 \times 10^{-3}) \\ &= 0.467 \text{ N.m} \end{aligned}$$

ดังนั้น โมเมนต์บิดรวมทั้งหมดที่ต้องใช้ในการบีบน้ำมัน คือ  $T_{\text{total}} = 182.15 + 0.467 = 182.617 \text{ N.m}$

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

### 4.2.3 การคำนวณหาขนาดของกำลังมอเตอร์เกียร์ที่ต้องใช้

จากสมการการหากำลังมอเตอร์เราใช้ค่าโมเมนต์บิดรวมที่ใช้ในการบีบน้ำมัน (182.617N.m) มาคำนวณ

$$\begin{aligned} W_p &= \frac{2\pi TN}{60} \\ &= \frac{2\pi \times 182.617 \times 60}{60} = 1147.42 \text{ W} \end{aligned}$$

เนื่องจาก 1 hp = 745.7 W (2 hp = 1491.4 W)

แต่ค่ากำลังงานที่คำนวณได้ข้างต้นยังไม่รวมภาระที่เกิดจากวัตถุคืบ และภาระการสูญเสียต่างๆที่เกิดตอนปฏิบัติงานจริงของเครื่อง จึงเลือกใช้มอเตอร์เกียร์ขนาด 2 แรงม้า (hp)

เมื่อคิดให้มอเตอร์ทำงานมีประสิทธิภาพเพียง 85% จะทำงานได้  $0.85(1491.4) = 1267.69$  ก็ยังเพียงพอในการใช้บีบน้ำมัน

ดังนั้นแรงบีบของสกรูที่ได้จากกำลังของมอเตอร์ 2 แรงม้า

$$\begin{aligned} T_k &= F_m \left( \frac{1 + \pi f d_m}{\pi d_m - f l} \right) \\ 54.743 &= F(0.045) \left[ \frac{(0.020) + (\pi \times 0.11 \times 0.090)}{(\pi \times 0.090) - (0.11 \times 0.020)} \right] \\ 54.743 &= F(0.045)(0.182) \\ F &= 6684.126 \text{ N} \\ F &= 6.684 \text{ kN} \end{aligned}$$

### 4.2.4 การหาอัตราการป้อนวัตถุคืบและอัตราการผลิต

เราสามารถหาอัตราการป้อนวัตถุคืบต่อชั่วโมงได้จากความเร็วรอบที่สกรูอัดให้ประสิทธิภาพในการบีบน้ำมันสูงที่สุด ซึ่งจะทำให้เราได้ปริมาณน้ำมันจากการบีบมากที่สุด

อัตราการป้อนวัตถุคืบ

$$\dot{M} = \gamma \left( 60 \times \frac{\pi D^2}{4} \times p \times N \times F \times k \right)$$

$\dot{M}$  คือ อัตราการป้อนวัตถุคืบ, Kg/hr

$\gamma$  คือ น้ำหนักจำเพาะของวัตถุ, kN/m<sup>3</sup>

$D$  คือ ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางของเกลียวหอนของสกรู, m

$p$  คือ ระยะพิตซ์เกลียวหอนของสกรู, m

$N$  คือ ความเร็วรอบของสกรูหอน, rpm

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

$F$  คือ แฟกเตอร์ความเต็มรวงตัวสกรู

กรณีวัดดูคิบนั่นหนักและผิวแข็งคม  $F = 0.125$

กรณีวัดดูคิบนั่นหนักและไม่แข็งคมมากนัก  $F = 0.25$

กรณีวัดดูคิบนั่นเบาและไม่แข็งคมมากนัก  $F = 0.32$

กรณีวัดดูคิบนั่นเบาและไม่แข็งคมเลย  $F = 0.5$

$k$  คือ แฟกเตอร์ลดปริมาณการลำเลียงอันเนื่องมาจากจุดสกรูตั้งเอียง  
(สกรูตั้งแนวระนาบ  $k = 1$ )

$$\dot{M} = 5 \left( 60 \times \frac{\pi 0.1^2}{4} \times 0.01 \times 176 \times 0.5 \times 1 \right)$$

$$\dot{M} = 5 \times 0.414 = 2.07 \text{ kg/hr}$$

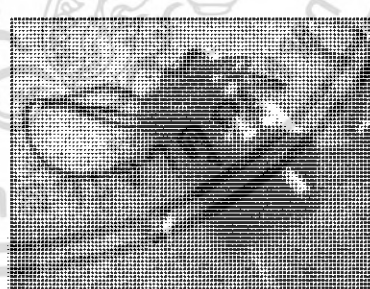
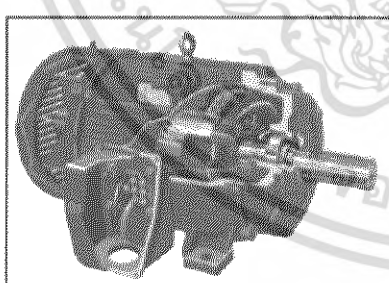
ดังนั้น อัตราการป้อนวัตถุดิบ คือ 2.07 กิโลกรัมต่อชั่วโมง

#### อัตราการผลิตน้ำมัน

อัตราการผลิตคิดได้จากปริมาณน้ำมันที่บีบออกมาได้ต่อปริมาณวัตถุดิบที่ได้ป้อนเข้าไป โดยทางผู้จัดทำได้ทำการป้อนเนื้อมะพร้าวสับที่ผ่านการอบแห้งแล้วจำนวน 2 กิโลกรัมในระยะเวลา 1 ชั่วโมง โดยใช้ความเร็วรอบของสกรูที่ให้ประสิทธิภาพในการบีบน้ำมันสูงสุด (ที่ 176rpm) แล้ววัดปริมาณน้ำมันมะพร้าวที่ออกมาจากเครื่องบีบน้ำมัน ได้ปริมาณน้ำมันมะพร้าวทั้งหมด 530 มิลลิลิตรต่อชั่วโมง

ดังนั้น อัตราการผลิตน้ำมันของเครื่องบีบน้ำมันมะพร้าว คือ 530 มิลลิลิตรต่อชั่วโมง

#### 4.2.5 มอเตอร์ (MOTOR)



รูปที่ 4.10 มอเตอร์ไฟฟ้า

ในปัจจุบันนี้โรงงานต่างๆ โดยเฉพาะอย่างยิ่งโรงงานอุตสาหกรรมนิยมใช้มอเตอร์ไฟฟ้า กระแสสลับ เพราะในปัจจุบันนี้มีไฟฟ้ากระแสสลับใช้กันอย่างกว้างขวาง แต่ทั้งนี้ก็ยังใช้ไฟฟ้า กระแสตรงอยู่บ้าง เพราะในงานบางอย่างก็จำเป็นต้องใช้มอเตอร์ไฟฟ้ากระแสตรง เช่น มอเตอร์

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

สตาร์ทรถยนต์ รถจักรยานดีเซล รถราง มอเตอร์กวนสมอ มอเตอร์ที่กล่าวมานี้จะมีขนาดต่างๆกัน ตั้งแต่ขนาด 1/100 กำลังม้าจนกระทั่งถึงหลายๆพันกำลังม้า

#### 4.2.5.1 มอเตอร์แบ่งออกได้ดังนี้

(ก.) มอเตอร์ไฟฟ้ากระแสตรง (Direct Current Motor หรือ D.C. Motor)

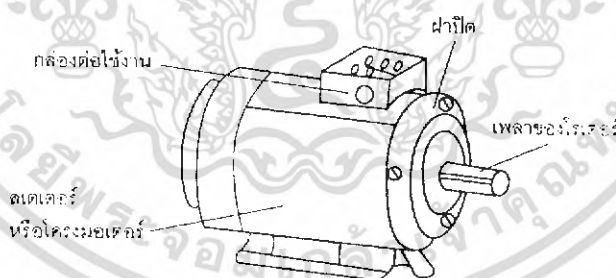
(ข.) มอเตอร์ไฟฟ้ากระแสสลับ (Alternating Current Motor หรือ A.C. Motor)

มอเตอร์ คือ เครื่องที่เปลี่ยนพลังงานไฟฟ้า(Electrical Energy) ให้เป็นพลังงานกล (Mechanical Energy) พลังงานไฟฟ้าไม่ได้นำเข้าสู่โรเตอร์ของมอเตอร์โดยตรง แต่ได้จากการเหนี่ยวนำหรือที่เรียกกันว่า อินдукชัน(induction) ดังนั้นเราจึงเรียกมอเตอร์ไฟฟ้ากระแสสลับว่า อินдукชันมอเตอร์

#### 4.2.5.2 มอเตอร์ไฟฟ้าสามเฟส (Three Phase Motor)

มอเตอร์ไฟฟ้าสามเฟสเป็นมอเตอร์ที่ใช้กับระบบไฟฟ้าสามเฟส จะมีสายไฟฟ้าต่อเข้ากับมอเตอร์ 3 สายขึ้นไป มอเตอร์ไฟฟ้าสามเฟสจะมีขนาดตั้งแต่ ½ แรงม้าไปจนถึง 400 แรงม้าขึ้นไป มอเตอร์ไฟฟ้าสามเฟสใช้กันมากตามโรงงานต่างๆ ใช้กับเครื่องเลื่อยไม้ เครื่องรีด เครื่องบีบ และเครื่องบดต่างๆรวมถึงใช้กับเครื่องทำความเย็นขนาดใหญ่

ส่วนประกอบของมอเตอร์ไฟฟ้าสามเฟสที่สำคัญมีอยู่ 3 ส่วน คือ สเตเตอร์ โรเตอร์ และฝาปิดทั้งสองข้าง



รูปที่ 4.11 ส่วนประกอบของมอเตอร์ไฟฟ้าสามเฟส

1. สเตเตอร์ มอเตอร์สามเฟสสเตเตอร์จะเหมือนกับสเตเตอร์ของมอเตอร์สปลิตเฟสและคาปาซิเตอร์ที่เป็นมอเตอร์หนึ่งเฟสทุกประการ แต่ขดลวดที่พันไว้ที่สเตเตอร์แทนที่จะมีขดสตาร์ทและขดรันเหมือนมอเตอร์หนึ่งเฟสนั้น มอเตอร์สามเฟสจะมีเฉพาะขดรันอย่างเดียวและมีขดลวดแยกกันอยู่เป็น 3 ชุด คือ ขดลวดเป็นเฟส A เฟส B และเฟส C

2. โรเตอร์ ซึ่งเป็นตัวหมุนของมอเตอร์สามเฟสแยกเป็นประเภทใหญ่ๆได้ 2 ประเภท คือ

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

แบบวาวด์โรเตอร์ และแบบสควิเรลเคจ

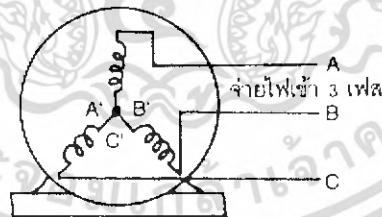
2.1 แบบวาวด์โรเตอร์ (Wound Rotor) คือโรเตอร์ที่มีลวดคอบน้ำยาหรือลวดหุ้มด้วยพื้นอยู่มีวงแหวนหรือสลีปริง (Slip Ring) อยู่ 3 วง ขดลวดที่พันโรเตอร์จะพันเป็น 3 เฟส ต่อเป็นแบบสตาร์ ปลายของคอยล์ทั้ง 3 เฟส ค่อยออกมาเข้าสลีปริงทั้งสาม จะมีแปรงถ่าน 3 ชุด และต่อสายไปเข้าตัวควบคุมกระแสหรือรีโอสตัต (Rheostat) รีโอสตัตจะมีลวดความต้านทาน 3 ชุด แต่ละชุดมีไว้สำหรับแต่ละเฟสของคอยล์ โรเตอร์ และสวิตช์สำหรับเลือกหาความต้านทานควบคุมมอเตอร์ให้เริ่มหมุนช้าๆจนกระทั่งหมุนเร็วสูงสุดเมื่อมอเตอร์เริ่มหมุน ความต้านทานทั้ง 3 ชุด จะต่ออันดับกับขดลวดทั้ง 3 เฟสของโรเตอร์ ขณะมอเตอร์เริ่มหมุนไปจะค่อยๆลดความต้านทานทั้ง 3 ชุดทีละน้อยๆ พร้อมๆกัน ทำให้ความเร็วของมอเตอร์เพิ่มขึ้น เมื่อมอเตอร์หมุนไปเต็มที่ ความต้านทานทั้ง 3 ชุดจะถูกตัดออกหมดและคอยล์ทั้ง 3 เฟสจะถูกลัดวงจรกันไว้ตรงจุกรีโอสตัต แบบวาวด์โรเตอร์จะมีในมอเตอร์สามเฟสขนาดใหญ่

2.2 แบบสควิเรลเคจ (Squirrel Cage) โรเตอร์แบบนี้เหมือนโรเตอร์ของสปลิทเฟสและคาปาซิเตอร์ มอเตอร์ขนาดเล็กจะมีโรเตอร์แบบสควิเรลเคจ บางที่จะออกแบบให้มีสควิเรลเคจ 2 ชุด หรือ 2 ชั้น เพื่อให้มอเตอร์มีกำลังสตาร์ทสูง

2.3 ฝาปิดทั้งสองข้าง (End Plates) เป็นที่ติดตั้งลูกปืนเพื่อรองรับเพลลาหรือแกนโรเตอร์เหมือนสปลิทเฟสหรือคาปาซิเตอร์มอเตอร์ แต่เนื่องจากมอเตอร์สามเฟสมีเฉพาะขดรีนอย่างเดียว ที่ฝาปิดของมอเตอร์จึงไม่มีเซนตริฟิวกัลสวิตช์

การต่อมอเตอร์สามเฟสมีวิธีต่ออยู่ 2 แบบ คือ การต่อแบบสตาร์และการต่อแบบเดลตา

3. การต่อแบบสตาร์ ต้นคอยล์ของแต่ละเฟสต่อเข้ากับแหล่งจ่ายระบบไฟฟ้า 3 เฟส ส่วนปลายคอยล์ของทั้งสามเฟสต่อรวมกัน ดังรูป



รูปที่ 4.12 รูปการต่อแบบสตาร์

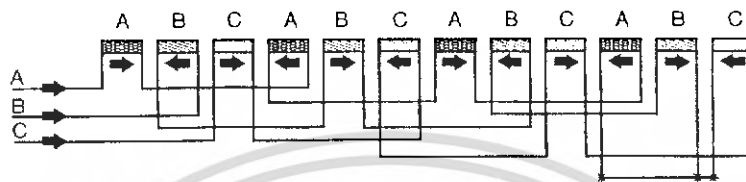
ถ้ามอเตอร์สามเฟสมี 36 ร่อง จะต่อคอยล์ของมอเตอร์สามเฟสเป็น 4 ขั้ว หรือ Pole ซึ่งมี 36 คอยล์ การต่อแบบสตาร์ให้ปฏิบัติดังนี้

ก. ต่อกอยล์ให้เป็นกลุ่ม (Group) แต่ละกลุ่มมี 3 คอยล์ ต่ออันดับกัน เมื่อต่อแล้วเหมือนกันทุกคอยล์พันวนไปทางเดียวกัน แยกเป็นกลุ่ม A,B,C ใช้ปลอกสีต่างๆกัน สีละหนึ่งเฟส ทำเป็นเครื่องหมายกำกับไว้

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

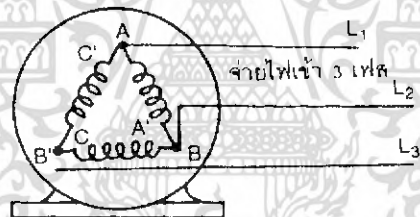
ข. ต่อเฟส A ทั้ง 4 กลุ่ม ให้ต้นต่อต้น ปลายต่อปลายของเฟส A โดยเอาปลายของกลุ่มที่ 1 ของเฟส A ต่อกับปลายกลุ่มที่ 2 ของเฟส A ต้นของกลุ่มที่ 2 ของเฟส A ต่อเข้ากับต้นของกลุ่มที่ 3 ของเฟส A และปลายของกลุ่มที่ 3 ของเฟส A ต่อเข้ากับปลายของกลุ่มที่ 4 การต่อคอยล์ของกลุ่มของเฟส C และเฟส B ก็ให้ต่อเหมือนเฟส A

ค. เมื่อต่อเฟส A,B,C เสร็จแล้วให้เอาปลายของทุกเฟสต่อรวมกันเป็นจุดต่อของสตาร์ และต้นของ 3 เฟส ต่อเข้ากับระบบแหล่งจ่าย 3 เฟส ดังรูป



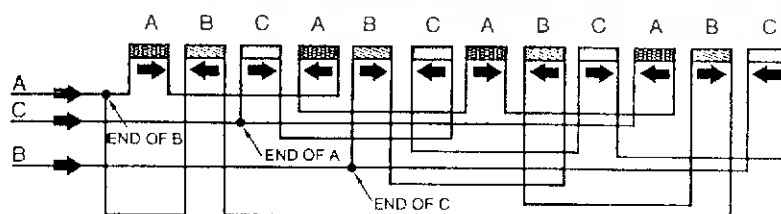
รูปที่ 4.13 รูปการต่อเข้ากับระบบแหล่งจ่าย 3 เฟส

4. การต่อแบบเดลตา ปลายคอยล์ของเฟส A ต่อเข้ากับต้นคอยล์ของเฟส B และปลายคอยล์ของเฟส B ต่อเข้ากับต้นคอยล์ของเฟส C และปลายคอยล์ของเฟส C ต่อเข้ากับต้นคอยล์ของเฟส A จะต่อเป็นรูปสามเหลี่ยมและแหล่งจ่ายต่อเข้าสามเส้น ดังรูป



รูปที่ 4.14 การต่อแบบเดลตา

วิธีต่อคอยล์ให้เป็นกลุ่ม ต่อเชื่อมระหว่างกลุ่มของแต่ละเฟสเหมือนกับการต่อแบบสตาร์ทุกประการแต่หลังจากการต่อแต่ละเฟสเสร็จแล้ว ก็ให้นำต้นและปลายของคอยล์ของแต่ละเฟสมาต่อกันให้เป็นแบบเดลตา ดังรูป



รูปที่ 4.15 รูปต่อคอยล์เป็นกลุ่ม

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

#### 4.2.5.3 ข้อพิจารณาในการเลือกใช้มอเตอร์

ข้อพิจารณาในการเลือกกำหนดมอเตอร์เพื่อใช้งานคือต้องทราบปริมาณภาระหรือโหลดที่มอเตอร์นั้นจะต้องขับทั้งกำลังและทอร์ก ควรเลือกใช้มอเตอร์ขนาดและชนิดที่เป็นกำหนดมาตรฐาน เพราะสามารถจัดหาได้ง่ายกว่า ไม่ต้องซื้อหรือจัดหามาให้ไว้มากมายโดยไม่จำเป็น

มอเตอร์เฟสเดียว ปกติจะมีขนาดไม่โตกว่า 250 วัตต์ หรือ 1/3HP มอเตอร์ที่ขนาดโตกว่านั้น ต้องเป็นมอเตอร์ไฟสามเฟส และที่นิยมใช้งานมากที่สุดคือมอเตอร์เหนี่ยวนำไฟสามเฟส ระบบไฟฟ้าในประเทศไทยเป็นระบบเดียวกับยุโรป และแตกต่างจากระบบอเมริกัน ระบบของไทย คือ 380/222/50/3 และระบบสายส่งเป็น 22KV และ 3500 โวลต์ ควรสั่งซื้อมอเตอร์มาใช้ให้ตรงกับจำนวนแรงดันและความถี่ของกระแสไฟฟ้าของไทย การที่ค่าแรงดันและความถี่เปลี่ยนไปจากค่าที่กำหนด จะมีอิทธิพลให้สมรรถนะกำลังของมอเตอร์เปลี่ยนแปลงได้มอเตอร์ที่เลือกกำหนดให้ใช้งานจะต้องทอร์กพอเพียงกับงาน แม้ว่าขณะใช้งานแรงดันอาจลดลงบ้าง มอเตอร์นั้นก็ยังสามารถสตาร์ทและขับ โหลดได้เสมอ

ข้อควรสังเกตอีกข้อหนึ่งคือบริษัทผู้ผลิตมอเตอร์มักจะกำหนดค่าสมรรถนะกำลังและทอร์กมาต่ำกว่าค่าจริงเสมอ เพื่อเป็นการประกันคุณภาพอย่างปลอดภัยไว้ก่อน ฉะนั้นเมื่อนำมาใช้งานจริงๆ มอเตอร์ตัวนั้นจะทำงานด้วยโหลดเพียงบางส่วน ไม่ใช่ฟูลโหลดและด้วยประสิทธิภาพที่ลดลงกว่าค่าที่ควรเป็นจริง และโดยที่ค่าไฟฟ้าใช้งานมอเตอร์ตัวนี้ในปีหนึ่งๆรวมกันอาจมีค่าถึง 10 เท่าของราคามอเตอร์ ยิ่งมอเตอร์เดินด้วยโหลดน้อย และประสิทธิภาพต่ำ ค่าไฟฟ้าจะยิ่งแพงขึ้นไปอีกโดยไม่จำเป็น

เครื่องจักรที่มอเตอร์จะต้องขับก็จะต้องได้รับการพิจารณาว่าลักษณะ โหลดเป็นอย่างไรด้วย บางครั้งเครื่องจักรนั้นๆอาจมีแรงผลักดันแบริงของมอเตอร์ หรือมีแรงสั่นสะเทือนสูงมาก หรือมีความร้อนสูง สิ่งพิเศษที่มากับ โหลดเช่นนี้จะต้องปกปิดหรือป้องกันมิให้เป็นอันตรายแก่มอเตอร์นั้นๆได้

#### 4.2.5.4 ข้อควรคำนึงถึงในการเลือกใช้มอเตอร์ที่เกี่ยวข้องกับการปฏิบัติงานจริง

1. ต้องสามารถคำนวณและกำหนดลักษณะของ โหลด ปริมาณภาระทั้งทอร์กและสมรรถนะกำลังที่ต้องใช้จริง รวมทั้งภาระที่ต้องเอาชนะแรงเสียดทานด้วย

2. ต้องทราบว่าแรงดันไฟฟ้าของไทยเป็นระบบสามเฟสสี่สาย ไฟระหว่างเฟสเป็น 380 โวลต์ ระบุว่าสายเฟสกับสายนิวตรอน 220 โวลต์เสมอ มอเตอร์ทั่วไปจะต้องใช้กับแรงดันดังกล่าว นอกจากนี้จะต้องทราบว่าควรใช้ระบบสตาร์ทและควบคุมมอเตอร์อย่างไร

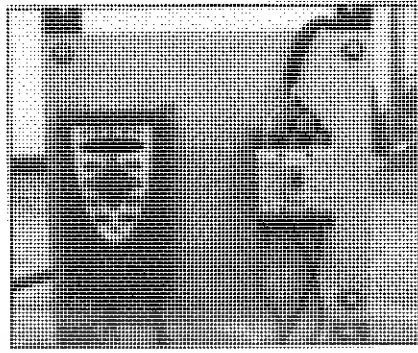
#### 4.2.5.5 การบำรุงรักษามอเตอร์

การบำรุงรักษามอเตอร์เพื่อให้มอเตอร์ซึ่งเป็นเครื่องกลราคาค่อนข้างสูงมีอายุการใช้งานได้นานตามเวลาอันสมควร ทั้งมอเตอร์หนึ่งเฟสและสามเฟส จึงต้องมีการบำรุงรักษาตลอดจนต้องมีการระวังในขณะใช้มอเตอร์ดังนี้

1. ก่อนที่จะใช้มอเตอร์ต้องตรวจดูให้แน่ใจก่อนว่าในแผ่นป้ายของมอเตอร์ที่บอกขนาดแรงดันกับแรงดันที่ใช้งานจริงตรงกันหรือไม่ ถ้าคลาดเคลื่อนแตกต่างกันมากเกินไปจะทำให้มอเตอร์ที่ใช้งานชำรุดเสียหายได้
2. การติดตั้งมอเตอร์ไม่ควรที่จะให้มอเตอร์ตากแดดหรือฝนมากเกินไป ถ้ามีน้ำเข้าไปในมอเตอร์และต้องถอดเพื่อทำให้แห้ง จะต้องตรวจสอบดูว่าคลวดกับ โครงมอเตอร์ลัดวงจรหรือกราวนด์ถึงกันหรือไม่
3. ในขณะที่ยอดมอเตอร์หมุน ถ้าต้องการให้มอเตอร์หยุดหมุนอย่าใช้มือจับที่เพลลาเพื่อให้หยุด เพราะอาจเกิดอันตรายจากร่องสลักสำหรับใส่มูเล่ หลังจากหยุดจ่ายแรงดันให้มอเตอร์แล้ว ควรให้มอเตอร์หยุดหมุนเอง
4. ต่อสายลงดินที่โครงมอเตอร์ โดยเฉพาะอย่างยิ่งกับมอเตอร์ที่ทำงานในบริเวณที่เปียกชื้น
5. ในขณะเริ่มใช้งานมอเตอร์ไม่หมุนแต่เกิดมีเสียงครางต้องหาทางตัดแหล่งจ่ายไฟเข้ามอเตอร์ เช่น ถอดปลั๊ก หรือยกคัทเอาท์ ทันที
6. ถ้ามอเตอร์หมุนด้วยความเร็วช้ากว่าปกติ ต้องยกคัทเอาท์หรือตัดแหล่งจ่ายไฟเข้ามอเตอร์ เพราะกระแสไหลในขดลวดและขดลวดจะไหม้ได้
7. ถ้าฟิวส์ขาดหรืออุปกรณ์ควบคุมกระแสไฟฟ้าเกินทำงาน ในขณะเริ่มใช้มอเตอร์ ให้ตรวจสอบการลัดวงจรของโครงมอเตอร์กับขดลวด หรือระหว่างขดลวดกับขดลวดด้วยกัน
8. ต้องติดตั้งมอเตอร์ไว้ในที่อากาศถ่ายเทได้สะดวก
9. มอเตอร์ที่ใช้แปรปร่งถ่านเมื่อแปรปร่งถ่านเหลือสั้นเพียง ¼ นิ้ว ควรจัดการเปลี่ยนแปรปร่งถ่านใหม่ การใช้แปรปร่งถ่านที่ผิวหน้าเรียบจะช่วยลดการเกิดประกายไฟลง การเกิดประกายไฟอาจเป็นเพราะที่ยึดแปรปร่งถ่านหลวมหรือขดลวดในอาร์เมเจอร์ลัดวงจรกับแกนของอาร์เมเจอร์
10. ถ้าจะหยอดน้ำมันหล่อลื่นในมอเตอร์ควรหยอดแต่น้อย และหยอดไว้ที่แบริงหรือเพลลาเท่านั้น เพราะถ้าหากเกินไปจะทำให้ลมนวนที่อาบเส้นลวดไว้ลอกและลัดวงจรได้
11. ระวังอย่าปล่อยให้สายเคเบิลหรือแขนเคเบิลเกะกะกลุ่มล้ามในขณะที่วัดความเร็วรอบของมอเตอร์ เพราะจะเกิดอันตรายได้
12. มอเตอร์มีเสียงครางในขณะเริ่มหมุนหลังจากเริ่มสตาร์ท แสดงว่าเซนตริฟิวกัลปีสวิตช์ไม่ทำงาน หรือไม่ตัดวงจร จะต้องปรับเซนตริฟิวกัลปีสวิตช์ใหม่

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

#### 4.2.6 ระบบควบคุมมอเตอร์(Motor Control)



รูปที่ 4.16 ชุดควบคุมการทำงานของมอเตอร์

มอเตอร์เป็นอุปกรณ์ไฟฟ้าที่ใช้ในการแปลงพลังงานไฟฟ้าไปเป็นพลังงานกล โดยนำพลังงานที่ได้นี้ไปทำการขับเคลื่อนเครื่องจักรอื่นๆต่อไปความเร็วของมอเตอร์สามารถกำหนดได้โดย

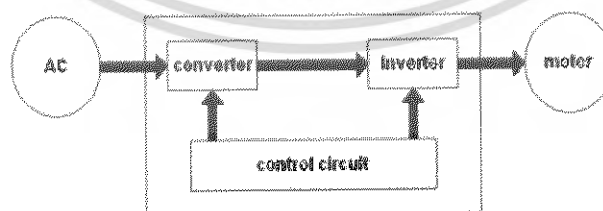
1. แรงบิดของโหลด
2. จำนวนขั้วของมอเตอร์
3. ความถี่ของแหล่งจ่ายไฟที่ใช้กับมอเตอร์
4. แรงดันที่จ่ายให้กับมอเตอร์

ความเร็วของมอเตอร์สามารถหาได้จากสูตร ดังต่อไปนี้

$$\text{ความเร็วรอบ } N = \{[120 * \text{ความถี่ } f(\text{Hz})] / \text{จำนวนขั้ว } P\} * (1-S)$$

โดยเทอม 1-S กำหนดโดยโหลด

จากสูตรข้างต้นจะพบว่า ถ้าความถี่ของแหล่งจ่ายไฟ เปลี่ยนแปลงไปก็มีผลทำให้มอเตอร์ มีความเร็วเปลี่ยนแปลงได้ด้วย แต่เมื่อทำการเปลี่ยนความถี่ โดยให้แรงดันคงที่ จะมีผลทำให้เกิดฟลักส์แม่เหล็กเพิ่มมากขึ้นจนอิ่มตัว ซึ่งอาจทำให้มอเตอร์ ร้อนจนเกิดความเสียหายได้ ดังนั้นจึงต้องทำการเปลี่ยน แรงดันควบคู่ไปกับความถี่ด้วย และการที่จะเปลี่ยนแปลง ความถี่ของแหล่งจ่ายไฟ สามารถทำได้โดย การใช้อินเวอร์เตอร์ ซึ่งมีหลักในการทำงานดังรูป



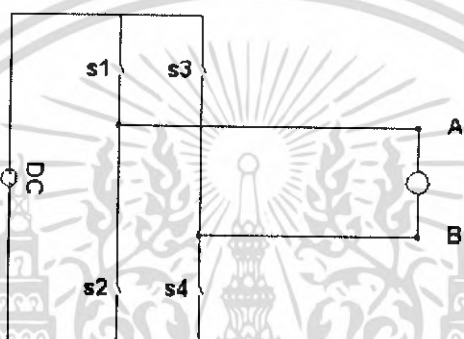
รูปที่ 4.17 หลักการทำงานของอินเวอร์เตอร์

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

จากรูปข้างต้น แหล่งจ่ายไฟกระแสสลับจ่ายไฟฟ้ากระแสสลับไปยังคอนเวอร์เตอร์ ซึ่งทำหน้าที่เปลี่ยนไฟฟ้ากระแสสลับให้เป็นไฟฟ้ากระแสตรง แล้วนำไฟฟ้ากระแสตรงที่ได้ต่อเป็นอินพุตเข้าไปในวงจรอินเวอร์เตอร์ ซึ่งทำหน้าที่เปลี่ยนไฟฟ้ากระแสตรงนี้เป็นไฟฟ้ากระแสสลับที่สามารถเลือกความถี่ได้ เพื่อไปควบคุมมอเตอร์ ให้มีความเร็วตามต้องการได้

หลักการทำงานของส่วนอินเวอร์เตอร์ และคอนเวอร์เตอร์ มีรายละเอียดดังนี้

อินเวอร์เตอร์จะเปลี่ยนไฟฟ้า กระแสตรงเป็นกระแสสลับ โดยจะนำไฟฟ้ากระแสตรงต่อเข้ากับสวิตช์ 4 ตัว และทำการเปิด-ปิด สวิตช์ทั้ง 4 เป็นจังหวะทำให้เกิดไฟฟ้ากระแสสลับ ดังรูป



รูปที่ 4.18 การเปลี่ยนไฟฟ้ากระแสตรงไปเป็นไฟฟ้ากระแสสลับ

จากรูป

- เมื่อปิดสวิตช์ S1 และ S4 ทำให้เกิดกระแสไหลในทิศทางจากจุด A ไปยังจุด B
- เมื่อปิดสวิตช์ S2 และ S3 ทำให้เกิดกระแสไหลในทิศทางจากจุด B ไปยังจุด A

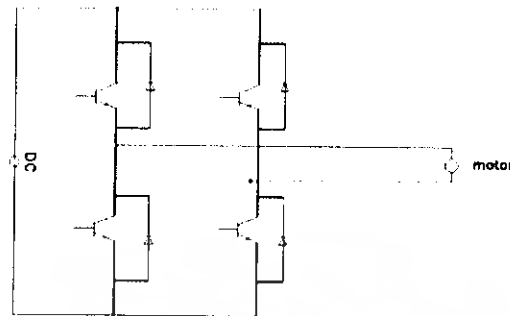
ดังนั้นถ้าเปิด-ปิดสวิตช์ S1 และ S4 สลับกับสวิตช์ S2 และ S3 จะทำให้เกิดไฟฟ้ากระแสสลับขึ้นนั่นเอง โดยถ้ามีการควบคุมเวลา ในการเปิด-ปิดสวิตช์ที่ต่างกัน ก็จะได้ไฟฟ้ากระแสสลับที่มีความถี่แตกต่างกันไป



รูปที่ 4.19 แสดงการเปิด-ปิดสวิตช์ที่ต่างกัน

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

ในความเป็นจริงแล้ว อินเวอร์เตอร์จะใช้ทรานซิสเตอร์แทนสวิตช์ เนื่องจากทรานซิสเตอร์สามารถ เปิด-ปิด ได้ในความเร็วที่สูงกว่าสวิตช์ ดังรูป









รูปที่ 4.20 แสดงการใช้ทรานซิสเตอร์แทนสวิตช์

การเปลี่ยนขนาดแรงดัน ของอินเวอร์เตอร์ตามความเร็ว โดยวิธีการแปรรูปคลื่นของแรงดัน สามารถทำได้หลายวิธีดังนี้

1. วิธีแปรขนาดแรงดันของไฟตรง (PAM : Pulse Amplitude Modulation)
2. วิธีแปรความกว้างของพัลส์ที่ใช้เปิด-ปิดทรานซิสเตอร์ (PWM : Pulse Width Modulation)
  - เป็น Square Wave
  - เป็น Sine Wave

โดยแต่ละวิธีจะทำให้เกิดผลต่อมอเตอร์ดังตารางที่ 4.2

ตารางที่ 4.2 แสดงผลที่เกิดต่อมอเตอร์

วิธีการควบคุม	ความถี่ต่ำ (แรงดันต่ำ)	ความถี่สูง (แรงดันสูง)	จุดเด่น (E : แรงดันไฟสูง)
วิธี PAM PULSE AMPLITUDE MODULATION			<ul style="list-style-type: none"> <li>- เสียงมอเตอร์เบา</li> <li>- ประสิทธิภาพดี</li> <li>- ความทนทานต่อแรงดันที่สวิตช์เวกเตอร์</li> <li>- แผลขอบช้า</li> </ul>
วิธี PWM PULSE WIDTH MODULATION			<ul style="list-style-type: none"> <li>- ส่วนสิ้นเวกเตอร์สามารถควบคุมความถี่และแรงดันได้ทั้งหมด</li> <li>- ใช้กันเสียจากความถี่สูงจากมกเตอร์</li> </ul>
วิธี PWM ที่โถงวงต้น เป็นรูปซายน์			<ul style="list-style-type: none"> <li>- เส้นแอมเพอร์ได้เริ่มที่ความเร็วต่ำ</li> <li>- การไม่เกิดความร้อนที่แรงดันต่ำ</li> <li>- ใช้กันเสียจากความถี่สูงจากมกเตอร์</li> </ul>

วิธี PWM แบบ Sine Wave นั้นจะมีการเปิด-ปิดทรานซิสเตอร์หลายๆครั้งในหนึ่งไซเคิล และการเปิด-ปิดในแต่ละครั้งจะใช้เวลาไม่เท่ากัน จำนวนการเปิด-ปิดใน 1 วินาที เรียกว่าความถี่แคเรียร์ (Carrier Frequency) ซึ่งวิธี PWM แบบ Sine Wave มีรูปแบบควบคุมการเปิด-ปิดสวิตช์ 3 แบบ ดังตารางที่ 4.3

ตารางที่ 4.3 รูปแบบควบคุมการเปิด-ปิดสวิตช์ 3 แบบ

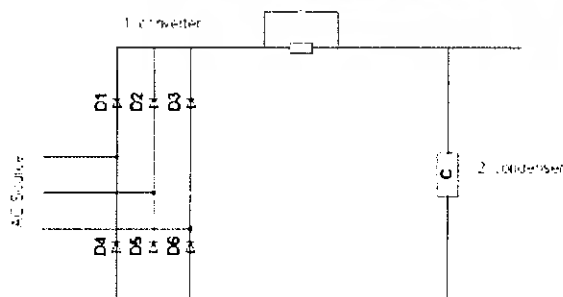
รูปแบบการควบคุม		ความถี่ต่ำ	ความถี่สูง	จุดเด่น
แบบซิงโครนัส (SYNCHRONOUS)	ความถี่แคเรียร์ แปรตาม ความถี่ขาออก			- สามารถควบคุมอัตรา- โมติกได้ - แรงดันขาออกสูงสุด เกือบเท่าแรงดันของ แหล่งจ่ายไฟ
แบบอะซิงโครนัส (ASYNCHRONOUS)	ความถี่แคเรียร์คงที่ ไม่ สัมพันธ์กับความถี่ ขาออก			- เพียงรับความถี่ของ- แคเรียร์ จะเป็นเพียง เดียว ไม่น่าทำคาบ
แบบผสม	ย่านความถี่ต่ำเป็น อะซิง- โครนัส และ ย่านความ ถี่สูงเป็นซิงโครนัส			- สามารถควบคุมได้สี ทั้งย่านความถี่ต่ำ ตลอดจนถึงความถี่สูง

ส่วนคอนเวอร์เตอร์

คอนเวอร์เตอร์จะเปลี่ยนไฟฟ้ากระแสสลับให้เป็นไฟฟ้ากระแสตรง ประกอบด้วย

1. ส่วนของคอนเวอร์เตอร์ ทำหน้าที่แปลงไฟฟ้าจากกระแสสลับเป็นไฟฟ้ากระแสตรง โดยกลุ่มของไดโอด
2. ส่วนของคอนเดนเซอร์ ทำหน้าที่กรองกระแส(ลด ripple) โดยใช้ตัวเก็บประจุ
3. วงจรจำกัดกระแสอินรัช (IN RUSH CURRENT SUPPRESSION) ทำหน้าที่จำกัดกระแสขณะที่มีการเปิดสวิตช์ของอินเวอร์เตอร์เป็นครั้งแรกดังรูป

3- IN RUSH CURRENT SUPPRESSION



รูปที่ 4.21 วงจรกระแสอินรัช

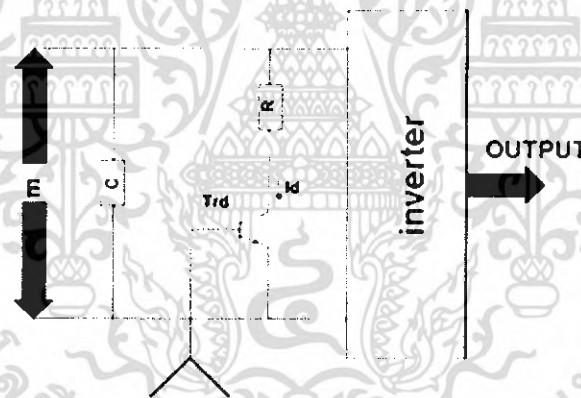
เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

### การควบคุมมอเตอร์

1. การสตาร์ท ทำได้โดยให้สัญญาณตั้งความถี่แก่นิเวอเตอร์ด้วยความถี่สตาร์ท มอเตอร์ก็จะผลิตแรงบิด จากนั้นนิเวอเตอร์จะค่อย ๆ เพิ่มความถี่ขึ้นไป จนกระทั่งแรงบิดของมอเตอร์สูงกว่าแรงบิดของ โหลด มอเตอร์จึงเริ่มหมุน

2. การเร่งความเร็วและการเดินเครื่องด้วยความเร็วคงที่ หลังจากสตาร์ทนิเวอเตอร์และมอเตอร์แล้ว ความถี่ขา ออกจะค่อย ๆ เพิ่มขึ้น จนถึงความถี่ที่ต้องการ ช่วงเวลาในการเพิ่มความถี่นี้คือเวลาการเร่งความเร็ว และเมื่อความถี่ขาออกเท่ากับความถี่ที่ต้องการ การเร่งความเร็วก็จบ นิเวอเตอร์จะเข้าสู่การทำงานในช่วงเวลาการเดินเครื่อง ด้วยความเร็วคงที่

3. การลดความเร็วทำได้โดยตั้งความถี่ให้ต่ำกว่าความถี่ขาออก นิเวอเตอร์จะลดความถี่ลงมาเรื่อย ๆ ตามช่วง เวลาการลดความเร็วที่ได้ตั้งไว้ ในขณะที่ลดความถี่ ความเร็วรอบของมอเตอร์จะมีค่ามากกว่าความถี่ขาออกของนิเวอเตอร์ มอเตอร์จะทำงาน เหมือนเครื่องกำเนิดไฟฟ้า ผลิตไฟจ่ายกลับไปให้นิเวอเตอร์ (regeneration) ทำให้แรงดันไฟตรง (แรงดัน คร่อม คอนเดนเซอร์) มีค่าเพิ่มขึ้น ดังนั้นภายในนิเวอเตอร์จะมีวงจรที่ทำหน้าที่รับพลังงานที่เกิดจากการ regeneration ซึ่งจะมีผลทำให้เกิดการเบรกมอเตอร์ วงจรนี้เรียกว่า วงจรเบรกคืนพลังงาน ดังรูป



รูปที่ 4.22 วงจรเบรกคืนพลังงาน

พลังงานที่เกิดจากการ regeneration จะป้อนกลับมาซาร์จประจุที่คอนเดนเซอร์ C ทำให้แรงดัน E มีค่าสูงขึ้น ถ้าแรงดันสูงกว่าค่าที่กำหนด ทรานซิสเตอร์ T ในวงจรเบรกจะทำงาน ทำให้มีกระแส I ไหล ผ่านตัวต้านทานเบรก R ทำให้ตัวต้านทานร้อน เป็นการเผาผลาญพลังงานที่เกิดจากการ regeneration และพลังงานที่เก็บสะสมใน คอนเดนเซอร์ C ก็จะถูกคายออกมาด้วย ทำให้แรงดัน E มีค่าลดลง เมื่อลดลงต่ำกว่าค่าที่กำหนด ทรานซิสเตอร์ T จะหยุดทำงาน กระแสเบรกก็จะหยุดไหล

ในช่วงการลดความเร็วจะทำงานในลักษณะนี้หลาย ๆ ครั้ง ถ้าพลังงานมีค่าน้อย (แรงบิดที่จำเป็นสำหรับการลด ความเร็วมีขนาดเล็ก) อัตราการใช้งานวงจรเบรกก็จะต่ำ บางครั้งอาจจะไม่

ทำงานเลยก็มี

อัตราการใช้งานวงจรเบรกนี้ ได้รับการออกแบบโดยการพิจารณาในแง่ของการระบายความร้อนไว้ที่ 2-3 % เท่านั้น ถ้ามีการใช้เบรกร้อย หรือใช้เบรกนานเกินไป จะทำให้เกิดปัญหาการระบายความร้อนของตัวค้ำทานและอาจทำให้ทรานซิสเตอร์เสื่อมได้

4. การหยุด อินเวอร์เตอร์จะลดความเร็วลงจนถึงระดับหนึ่ง และจะผลิตไฟตรงเข้าไปในมอเตอร์เพื่อทำงานเป็นเบรก จนมอเตอร์หยุด เรียกว่า การเบรกด้วยไฟตรง

แนวคิดในการเลือกขนาดอินเวอร์เตอร์ ถ้าคิดว่าอินเวอร์เตอร์ เหมือนกับแหล่งจ่ายไฟที่ใช้จ่ายพลังงานเพื่อขับมอเตอร์ ก็จะคิดว่ายิ่งเลือกอินเวอร์เตอร์ขนาดยิ่งใหญ่เท่าใดก็ยิ่งดี สามารถติดตั้งสวิทช์ที่เอาท์พุทของอินเวอร์เตอร์เพื่อเปิดปิดจ่ายกระแสให้มอเตอร์ได้ทันที เหมือนกับแหล่งจ่ายไฟ แต่แนวความคิดนี้ไม่ถูกต้องเนื่องจากต้องสิ้นเปลืองค่าใช้จ่ายสูง และอินเวอร์เตอร์มีขนาดใหญ่เกินความจำเป็น

ในการเลือกขนาดอินเวอร์เตอร์ให้เหมาะสมกับมอเตอร์ จะต้องคำนึงถึงข้อต่างๆต่อไปนี้

1. ความสามารถในการขับมอเตอร์ขณะเร่งความเร็วและความเร็วรอบคงที่ ต้องพิจารณาว่าอินเวอร์เตอร์สามารถจ่ายกระแสที่มอเตอร์ต้องการได้หรือไม่
2. ความสามารถในการขับมอเตอร์ขณะลดความเร็ว ในขณะที่ลดความเร็วมอเตอร์จะทำงานเป็นเครื่องกำเนิดไฟฟ้าและคืนพลังงานกลับไปให้อินเวอร์เตอร์ ดังนั้นอินเวอร์เตอร์ต้องมีความสามารถในการรับคืนและใช้พลังงานนี้ให้หมดไป
3. การเลือกขนาดอินเวอร์เตอร์ โดยดูจากขนาดและจำนวนมอเตอร์นั้น ให้เลือกอินเวอร์เตอร์ที่มีกระแส พิกัดมากกว่าผลรวมของกระแสมอเตอร์ทุกตัว

#### 4.2.7 การออกแบบและกำหนดขนาดของเพลลา

เพลลา(Shaft) เป็นชิ้นส่วนที่หมุนและใช้ในการส่งกำลัง

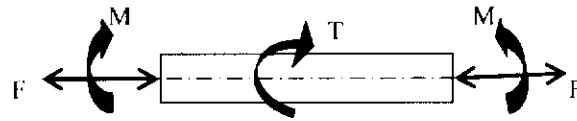
สตับชาฟต์(Stub Shaft) หรือบางครั้งเรียกเฮดชาฟต์(head shaft)เป็นเพลลาที่ติดเป็นชิ้นส่วนต่อเนื่องกับเครื่องยนต์ มอเตอร์ หรือเครื่องต้นกำลังอื่นๆ มีขนาด รูปร่าง และส่วนที่ยื่นออกมาสำหรับใช้ต่อกับเพลลาอื่นๆ

เพลลาแนว(Line Shaft) หรือเพลลาส่งกำลัง(power transmission shaft)เป็นเพลลาซึ่งต่อตรงจากเครื่องส่งกำลัง และใช้ในการส่งกำลังไปยังเครื่องจักรกลอื่นๆ โดยเฉพาะ

##### 4.2.7.1 การออกแบบเพลลา

ในการออกแบบเพลลานี้จะใช้หลักการออกแบบเพลลาตามโค้ดของASME โดยวิธีนี้จะใช้ทฤษฎีความเค้นเฉือนสูงสุด และไม่พิจารณาถึงความล้าหรือความเค้นหนาแน่นที่เกิดขึ้นบนเพลลาเป็นการออกแบบ โดยวิธีสถิตยศาสตร์(static design method)

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้



รูปที่ 4.23 เผลาที่อยู่ภายใต้แรงต่างๆ

พิจารณาจากรูปที่ 4.23 ให้เพลาคือเป็นแบบกลมและกลวง โดยมีขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางภายในและภายนอกเท่ากับ  $d_i$  และ  $d$  ตามลำดับ ความเค้นที่เกิดขึ้นบนเพลามีดังต่อไปนี้

ความเค้นดึงหรือกด 
$$\sigma_a = \frac{4F}{\pi(d^2 - d_i^2)} \quad (4.5)$$

ความเค้นดัด 
$$\sigma_b = \frac{Mc}{I} = \frac{32Md}{\pi(d^4 - d_i^4)} \quad (4.6)$$

ความเค้นเฉือน 
$$\tau_{xy} = \frac{Tr}{J} = \frac{16Td}{\pi(d^4 - d_i^4)} \quad (4.7)$$

และในกรณีที่เปลาเป็นแรงกด อาจมีผลจากการโก่งงอ (buckling) ได้ ดังนั้นสมการที่ (4.5) จะได้ว่า

$$\sigma_a = \frac{4\alpha F}{\pi(d^2 - d_i^2)} \quad (4.8)$$

เพลาส่วมากจะอยู่ภายใต้ความเค้นที่เป็นวัฏจักร ทั้งนี้เพราะเพลามุมอยู่ตลอดเวลา นอกจากนั้นแรงที่กระทำอาจจะเปลี่ยนแปลงได้อยู่ตลอดเวลา ดังนั้นเพลาก็เกิดความเสียหายเนื่องมาจากความล้าเป็นส่วนใหญ่ สำหรับวิธีการคำนวณของ ASME ใช้วิธีการแบบสถิติศาสตร์ จึงต้องมีตัวประกอบความล้า (fatigue factor) มาเกี่ยวข้องด้วย

โดยให้  $C_m$  = ตัวประกอบความล้าเนื่องจากการดัด

$C_t$  = ตัวประกอบความล้าเนื่องจากการบิด

ดังนั้นสมการที่ (4.6) และสมการที่ (4.7) จะได้ว่า

$$\sigma_b = \frac{32C_m Md}{\pi(d^4 - d_i^4)} \quad (4.9)$$

และ 
$$\tau_{xy} = \frac{16C_t Td}{\pi(d^4 - d_i^4)} \quad (4.10)$$

ความเค้นกดหรือความเค้นดึงรวมคือ

$$\sigma = \sigma_a + \sigma_b \quad (4.11)$$

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

จากทฤษฎีความเค้นเฉือนสูงสุด

$$\tau = \left( \tau_{xy}^2 + \left( \frac{\sigma}{2} \right)^2 \right)^{1/2} \quad (4.12)$$

แทนค่าสมการที่ (4.8),(4.9),( 4.10)และสมการที่(4.11)ลงในสมการ(4.12) แล้วจัดรูปใหม่จะได้ว่า

$$d^3 = \frac{16}{\pi\tau(1-K^4)} \left( (C_r T)^2 + \left( \frac{\alpha F d(1+K^2)}{8} + C_m M \right)^2 \right)^{1/2} \quad (4.13)$$

โดยที่  $K = \frac{d_i}{d}$

ในกรณีที่ไม่มีความแรง F กระทำอยู่ด้วย สมการที่(4.13) จะลดรูปเหลือเพียง

$$d^3 = \frac{16}{\pi\tau(1-K^4)} \left( (C_r T)^2 + (C_m M)^2 \right)^{1/2} \quad (4.14)$$

หรือในกรณีของเพลาดัน  $K = \frac{d_i}{d} = 0$  เมื่อแทนค่าลงในสมการที่(4.14) ก็จะได้สมการที่ใช้กันทั่วไป

ในวิชากลศาสตร์วัสดุ

$$d^3 = \frac{16}{\pi\tau} \left( (C_r T)^2 + (C_m M)^2 \right)^{1/2} \quad (4.15)$$

โดยค่าตัวประกอบความกล้าสามารถเลือกใช้ตามลักษณะของแรงที่มากระทำ จากตาราง

ตารางที่ 4.4 ค่าตัวประกอบความกล้า

ชนิดของแรง	$C_m$	$C_r$
เพลายูนิ่ง :		
แรงสม่ำเสมอหรือเพิ่มขึ้น	1.0	1.0
ซ้ำๆ	1.5 – 2.0	1.5 – 2.0
แรงกระตุก		
เพลามูน :		
แรงสม่ำเสมอหรือเพิ่มขึ้น	1.5	1.0
ซ้ำๆ	1.5 – 2.0	1.0 – 1.5
แรงกระตุกอย่างเบา	2.0 – 3.0	1.5 – 3.0
แรงกระตุกอย่างแรง		

นอกจากนี้โค้ดของASME ยังได้ระบุเอาไว้ว่าเพล่าซึ่งมีโซ่อยู่ในงานธรรมดาทั่วไป ควรจะมีค่าความเค้นเฉือนใช้งานดังนี้

$$\tau_d = 55 \text{ N/mm}^2 \quad \text{สำหรับเพล่าที่ไม่มีร่องลึ้ม}$$

$$\tau_d = 41 \text{ N/mm}^2 \quad \text{สำหรับเพล่าที่มีร่องลึ้ม}$$

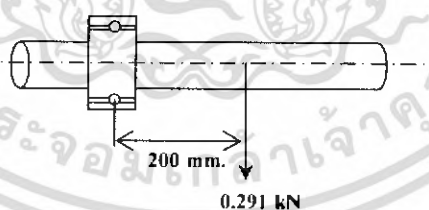
เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

#### 4.2.7.2 การหาขนาดของเพลลา

เพื่อให้เพลลามีมาตรฐานเหมือนกัน องค์การมาตรฐานระหว่างประเทศจึงได้กำหนดขนาดมาตรฐานของเพลลาซึ่งเป็นขนาดระบุ (nominal size) ใน ISO/R 775-1969 เอาไว้สำหรับให้ผู้ออกแบบเลือกใช้ ทั้งนี้เพื่อให้สามารถหาซื้อได้ทั่วไป นอกจากนี้ยังเป็นขนาดที่สอดคล้องกับขนาดของเบร้งที่ใช้รองรับเพลลาด้วย โดยขนาดระบุของเพลลาได้ดังตารางที่ 4.5

ตารางที่ 4.5 ขนาดระบุของเพลลาตามมาตรฐาน ISO/R775-1969

ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางเป็น mm.				
6	25	70	130	240
7	30	75	140	260
8	35	80	150	280
9	40	85	160	300
10	45	90	170	320
12	50	95	180	340
14	55	100	190	360
18	60	110	200	380
20	65	120	220	



รูปที่ 4.24 แสดงตำแหน่งของแรงที่กระทำกับเพลลา

โมเมนต์สูงสุดที่เกิดกับเพลลาเป็น โมเมนต์ที่เกิดจากน้ำหนักของสกรู

$$M = 0.291 \times 200 = 58.2 \text{ kN} \cdot \text{mm}$$

โมเมนต์บิดสูงสุดที่เกิดมาจากกำลังมอเตอร์ 2 แรงม้า

$$T = \frac{W_p \times 60}{2\pi N}$$

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

$$= \frac{1491.4 \times 60}{2\pi \times 60} = 237.36 \text{ N.m}$$

จากตารางค่าตัวประกอบความล้าสำหรับการออกแบบเพลลา ได้  $C_m = 1.5$ ,  $C_T = 1.0$

และสำหรับเพลลาที่มีร่องลึมหาค่าความเค้นเฉือนสำหรับการออกแบบที่แนะนำ  $\tau_d = 41 \text{ N/mm}^2$

$$d^3 = \frac{16}{\pi \tau} [(C_T T)^2 + (C_m M)^2]^{1/2}$$

$$d^3 = \frac{16}{\pi \times 41} [(1 \times 237360)^2 + (1.5 \times 58200)^2]^{1/2}$$

$$d^3 = 31,415.51$$

$$d = 31.6 \text{ m}$$

ดังนั้นจึงเลือกใช้เพลลาขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 35 มิลลิเมตร ตามมาตรฐาน ISO/R775-1969

#### 4.2.8 การเลือกใช้ลิ้ม

ชิ้นส่วนเครื่องจักรกลและอุปกรณ์อื่นๆที่ใช้ส่งหรือรับกำลังจากเพลลา โดยที่จะต้องยึดแน่นกับเพลลาเพื่อให้หมุนไปพร้อมกับเพลลา ชิ้นส่วนประเภทนี้อาจส่งแรงบิดและมีการถอดประกอบบ่อยครั้ง ดังนั้นจึงมักจะยึดติดกับเพลลาโดยใช้ลิ้ม ลิ้มเป็นแท่งโลหะที่ใส่ไว้ในร่องของชิ้นส่วนทั้งสองที่ยึดอยู่ด้วยกันซึ่งเรียกวาร์่องลิ้ม ลิ้มทำหน้าที่ป้องกันการเกิดการหมุนสัมพัทธ์ชิ้นระหว่างชิ้นส่วนทั้งสอง ในบางครั้งยังอาจใช้ลิ้มทำหน้าที่กั้นมิให้เกิดการเคลื่อนที่ในแนวแกนของเพลลาด้วย ลิ้มแบ่งออกเป็นหลายชนิด ดังนั้นการเลือกใช้และการติดตั้งจึงขึ้นอยู่กับองค์ประกอบหลายอย่าง เช่น กำลังที่จะส่ง ชนิดของพิกัดความเผื่อ ความมั่นคงของรอยต่อ และราคา

การเลือกใช้ลิ้มต้องเลือกใช้ตามขนาดมาตรฐาน และต้องเลือกขนาดลิ้มให้สอดคล้องกับขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางของเพลลาที่ใช้งานกับลิ้มด้วย ดังตารางที่ 4.6

ตารางที่ 4.6 ขนาดลิ้มมาตรฐานที่ใช้กับเพลานขนาดต่างๆ

ขนาดเพลาน(d) mm	ลิ้ม สี่เหลี่ยมผืนผ้า ลิ้มสี่เหลี่ยม จัตุรัส ISO/R 773 ISO/R 774 b x h	ลิ้มแบน ISO 2491 ISO 2492 b x h	แซดเคิลคีย์ DIN 6881 b x h	ลิ้มวงเดือน ISO 3912		
				b x h x R	t	t
3-4				1.0 x 1.40 x 4	1.0	0.6
4-5				1.5 x 2.60 x 7	2.0	0.8
5-6				2.0 x 2.60 x 7	1.8	1.0
6-7	2 x 2			2.0 x 2.60 x 10	2.9	1.0
7-8	2 x 2			2.5 x 3.70 x 10	2.7	1.2
8-10	3 x 3			3.0 x 5.00 x 13	3.8	1.4
10-12	4 x 4			3.0 x 6.50 x 16	5.3	1.4
12-14	5 x 5	5 x 3		4.0 x 6.50 x 16	5.0	1.8
14-16	5 x 5	5 x 3		4.0 x 7.50 x 19	6.0	1.8
16-18	5 x 5	6 x 4		5.0 x 6.50 x 16	4.0	2.3
18-20	6 x 6	6 x 4		5.0 x 7.50 x 19	5.5	2.3
20-22	6 x 6	6 x 4		5.0 x 9.00 x 22	7.0	2.3
22-25	8 x 7	8 x 5	8 x 3.5	6.0 x 9.00 x 22	6.5	2.8
25-28	8 x 7	8 x 5	8 x 3.5	6.0 x 10.0 x 25	7.5	2.8
28-32	8 x 7	8 x 5	8 x 3.5	8.0 x 11.0 x 28	8.0	3.3
32-38	10 x 8	10 x 6	10 x 4.0	10.0 x 13.0 x 32	10.0	3.3
38-44	12 x 8	12 x 6	12 x 4.0			
44-50	14 x 9	14 x 6	14 x 4.5			
50-58	16 x 10	16 x 7	16 x 5.0			
58-65	18 x 11	18 x 7	18 x 5.0			
65-75	20 x 12	20 x 8	20 x 6.0			
78-85	22 x 14	22 x 9	22 x 7.0			

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

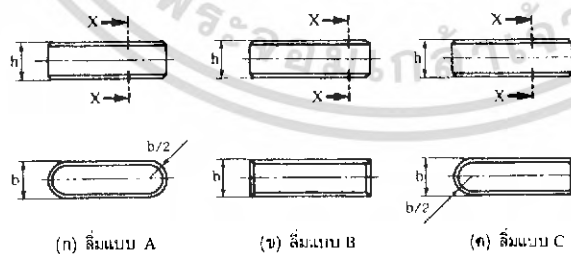
85-95	25 x 14	25 x 9	25 x 7.0			
95-110	28 x 16	28 x 10	28 x 7.5			
110-130	32 x 18	32 x 11	32 x 8.5			
130-150	36 x 20	36 x 12	36 x 9.0			
150-170	40 x 22	40 x 14				
170-200	45 x 25	45 x 16				
200-230	50 x 28	50 x 18				
230-260	56 x 32					
260-290	63 x 32					
290-330	70 x 36					
330-380	80 x 40					
380-440	90 x 45					
440-500	100 x 50					

และความยาวของลิ่มที่ควรเลือกใช้ตามมาตรฐานระหว่างประเทศเป็น mm คือ

6 8 10 12 14 16 18 20 22 25 28 32 36 40  
45 50 56 63 70 80 90 100 110 125 140 160 180 200  
220 250 280 320 360 400

ดังนั้น จึงเลือกใช้ลิ่มสี่เหลี่ยมผืนผ้า ISO/R773 ซึ่งมีขนาดความกว้าง 10 mm สูง 8 mm ความยาวลิ่มเท่ากับ 36 mm

ตามขนาดมาตรฐานระหว่างประเทศ



#### 4.2.9 กำหนดหาขนาดสลักเกลียวที่ใช้ยึดระหว่างเพลลาและสกรู

จากแรงบิดสูงสุด 237.36 N.m

แรงเฉือนที่กระทำกับสลักเกลียว

$$F = \frac{T}{r}$$

$$= \frac{237.36}{17.5 \times 10^{-3}}$$

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

$$= 13.56 \text{ kN}$$

เลือกใช้สกรูระดับชั้นความแข็ง 6.9 มีความเค้นพิสูจน์  $540 \text{ N/mm}^2$

การหาขนาดของสลักเกลียวหาได้จากสมการ

$$\sigma_w = \frac{F}{A_s}$$

โดยที่  $\sigma_w$  คือค่าความเค้นใช้งาน

$A_s$  คือพื้นที่รับความเค้น

$$\text{จาก } \tau = 0.6\sigma = 0.6 \times 540 = 324 \text{ N/mm}^2$$

กำหนด ค่าความปลอดภัยเท่ากับ  $N=3$

$$\sigma_w = \frac{324}{3} = 108 \text{ N/mm}^2$$

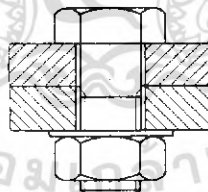
$$\text{ดังนั้น } A_s = \frac{F}{\sigma_w} = \frac{13560}{108} = 125.55 \text{ mm}^2$$

เราจะหา diameter ของสลักเกลียวได้ดังนี้  $A_s = \frac{\pi d^2}{4}$

$$d = \sqrt{\frac{125.55 \times 4}{\pi}} = 12.643 \text{ mm}$$

ดังนั้น เลือกใช้สลักเกลียวขนาด M12 x 1.5

#### 4.2.10 กำหนดหาขนาดสลักเกลียวยึดหน้าแปลน



รูปที่ 4.25 สลักเกลียวยึดหน้าแปลน

ก่อนอื่นต้องหาแรงกดจากการอัดที่เกิดจากการบีบอัดของสกรูตามแนวแกน

$$\text{จาก โมเมนต์บิดที่ใช้สำหรับบีบอัด} = T_{\text{total}} - T_{\text{ที่จับเพลาและสกรู}} = 237.36 - 0.467 = 236.893 \text{ N.m}$$

ดังนั้นจะหาแรงบีบได้จาก

$$T = F \cdot \frac{d_m}{2} \left[ \frac{l + \pi f d_m}{\pi d_m - fl} \right]$$

$$236.893 = F(0.045) \left[ \frac{0.020 + \pi(0.11)(0.090)}{\pi(0.090) - (0.11)(0.020)} \right]$$

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

$$236.893 = F(8.2 \times 10^{-3})$$

ดังนั้น แรงบีบที่ได้  $F = 28.9 \text{ kN}$

ใช้สลักเกลียวระดับชั้นความแข็งแรง 6.9 มีความเค้นพิสูจน์  $540 \text{ N/mm}^2$

กำหนด ค่าความปลอดภัยเท่ากับ  $N=3$

$$\sigma_d = \frac{540}{3} = 180 \text{ N/mm}^2$$

ใช้สลักเกลียวยึดหน้าแปลนทั้งหมดจำนวน 6 ตัว

$$A_s = \frac{F}{\sigma_d} = \frac{28.9 \times 10^3}{180 \times 6} = 26.7 \text{ mm}^2$$

จึงเลือกใช้ สกรูขนาด M12 x 1.5 มาออกแบบ



เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

## บทที่ 5

### การทดลองและผลการทดลอง

เครื่องบีบน้ำมันมะพร้าวแบบสกรูอัดนี้ได้ทำการออกแบบและดำเนินการสร้างขึ้นมาเพื่อทำการบีบอัดเพื่อสกัดเอาน้ำมันจากเนื้อมะพร้าว โดยน้ำมันมะพร้าวที่บีบอัดได้จะนำไปสกัดทางวิทยาศาสตร์ให้น้ำมันที่ออกมาเป็นน้ำมันที่คงคุณสมบัติเดิมๆไว้ซึ่งอาจจะนำน้ำมันที่ได้นี้ไปในการใช้ผลิตเชื้อเพลิงทดแทน(Bio Diesel) หรือนำไปเป็นส่วนประกอบของเครื่องสำอางหรือผลิตภัณฑ์อื่นๆตามความต้องการ โดยเครื่องที่ทางคณะผู้จัดทำได้สร้างขึ้นมาจะสามารถทำงานได้ตามวัตถุประสงค์หรือไม่จำเป็นต้องมีการทดลองเพื่อเปรียบเทียบ โดยการทดสอบที่ความเร็วรอบของสกรูต่างๆเทียบกับระยะเวลาในการบีบน้ำมัน เพื่อจะหาประสิทธิภาพของเครื่องบีบอัดน้ำมันมะพร้าวเพื่อเป็นข้อมูลเบื้องต้นในการดำเนินการพัฒนาและปรับปรุงต่อไป

#### 5.1 การทดลองเครื่องบีบน้ำมันมะพร้าว

เนื่องจากเราได้มีการออกแบบให้มีโหลดการทำงานสูงสุด และใช้อินเวอร์เตอร์ในการปรับเปลี่ยนความเร็วรอบในการทำงานของมอเตอร์ เพื่อที่จะมาจับมอเตอร์เกียร์ที่มีอัตราทดที่ 1:5 ดังนั้นเราจำเป็นต้องปรับตั้งค่าที่ตัวอินเวอร์เตอร์ให้ตรงกับค่าที่เราต้องการใช้ในการทดสอบก่อน จากนั้นจึงทำการหาความเร็วรอบที่เหมาะสมและให้ประสิทธิภาพสูงสุด

##### 5.1.1 การทดลองโดยการเปลี่ยนความเร็วรอบของมอเตอร์เกียร์

###### 1. วิธีการทดลอง

###### การเตรียมอุปกรณ์

- ตัวปรับความเร็วรอบ(Inverter)
- เครื่องวัดความเร็วรอบ
- เนื้อมะพร้าวตากแห้งสับละเอียด
- นาฬิกาจับเวลา
- ปีกเกอร์วัดปริมาตร

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

## 2. การทดลอง

- ใส่วัตถุดิบในปริมาณครั้งละ 1 กิโลกรัม
- ปรับที่ความเร็วรอบ
- จับเวลา(ที่เวลา 5 นาที, 10 นาที, 15 นาที, 20 นาที, 25 นาที, 30 นาที)

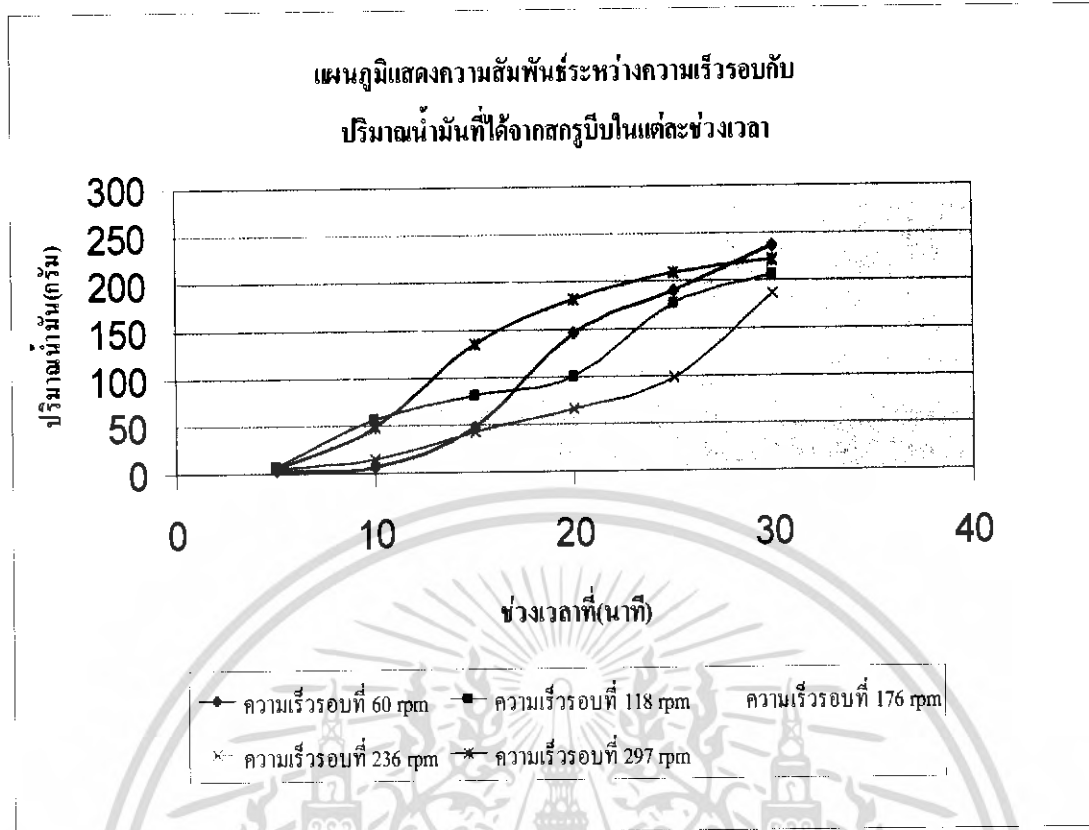
### 5.2 ผลการทดลอง

ผลการทดลองที่ได้จากการป้อนเนื้อมะพร้าว 1 กิโลกรัมที่ความเร็วรอบต่างๆ

ตารางที่ 5.1 ปริมาณน้ำมันที่ได้ในแต่ละครั้งที่ความเร็วรอบต่างๆกัน

ความเร็วรอบ (rpm)	ปริมาณวัตถุดิบ (Kg)	การจับเวลาที่ 5 นาที	การจับเวลาที่ 10 นาที	การจับเวลาที่ 15 นาที	การจับเวลาที่ 20 นาที	การจับเวลาที่ 25 นาที	การจับเวลาที่ 30 นาที
60 rpm	1	2.5 กรัม	7 กรัม	48 กรัม	146 กรัม	190 กรัม	236 กรัม
118 rpm	1	6 กรัม	56 กรัม	80 กรัม	100 กรัม	176 กรัม	206 กรัม
176 rpm	1	20 กรัม	120 กรัม	180 กรัม	232 กรัม	272 กรัม	284 กรัม
236 rpm	1	5 กรัม	14 กรัม	43 กรัม	66 กรัม	98 กรัม	186 กรัม
297 rpm	1	5 กรัม	48 กรัม	134 กรัม	181 กรัม	208 กรัม	221 กรัม

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้



รูปที่ 5.1 แผนภูมิแสดงความสัมพันธ์ระหว่างความเร็วรอบกับปริมาณน้ำมันที่ได้จากสกรูบีบ  
ในแต่ละช่วงเวลา

### 5.3 การทดสอบคุณสมบัติของน้ำมันมะพร้าว

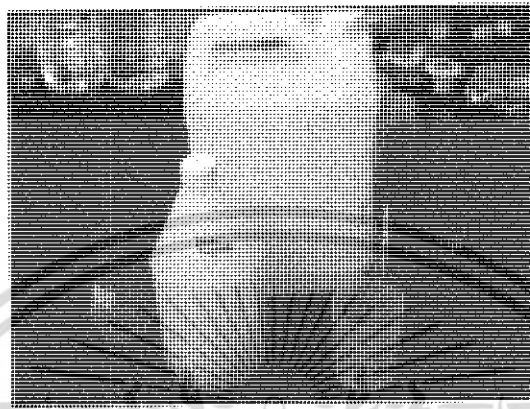
เราจะทดสอบคุณภาพของน้ำมันมะพร้าวที่ได้จากเครื่องบีบเย็นแบบสกรูอัดโดยการหาค่ากรดไขมันอิสระ (Free Fatty acid of Coconut Oil) ได้ด้วยวิธีการโคเดเรตเพื่อหาเปอร์เซ็นต์กรดไขมันอิสระ

#### 1. อุปกรณ์ที่ใช้ทำการทดลอง

- เครื่องบีบน้ำมันแบบสกรูอัด
- เครื่องปั่นเหวี่ยงเพื่อตกตะกอน(Centrifuge)
- หลอดทดลอง
- เครื่องชั่งสารแบบดิจิทัล

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

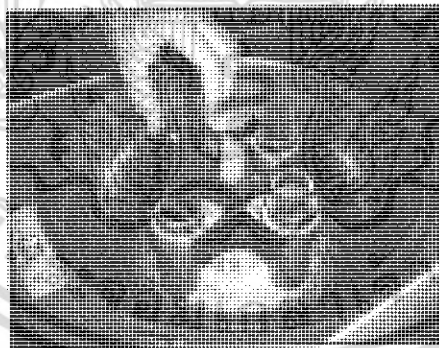
- อุปกรณ์คั้นน้ำมัน เช่น แผ่นพลาสติกให้ความร้อน
- โซเดียมไฮดรอกไซด์(NaOH) 0.102 โมลาร์
- เอทานอล( $C_2H_5OH$ ) 20 ml.
- อุปกรณ์ที่ใช้ไตเตรต เช่น ฟีนอล์ฟทาเลอิน



รูปที่ 5.2 สารเคมีที่ใช้ในการทดสอบหาค่ากรดไขมันอิสระ

## 2. ลำดับขั้นตอนการหาค่ากรดไขมันอิสระ

- 2.1 นำน้ำมันมะพร้าวที่ได้จากการบีบด้วยเครื่องบีบแบบสกรูอัดปริมาณ 50 ml มาเข้าเครื่องปั่นเหวี่ยงเพื่อตกตะกอน(Centrifuge) โดยใช้เวลาในการปั่นเหวี่ยง 60 นาที

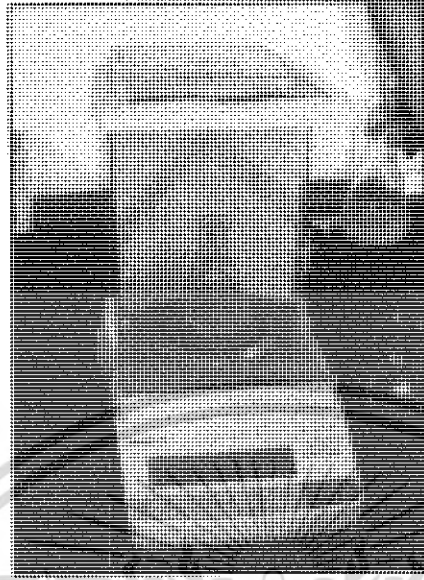


รูปที่ 5.3 แสดงการนำน้ำมันมะพร้าวไปแยกตะกอน โดยเข้าเครื่องปั่นเหวี่ยง

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

2.2 นำน้ำมันมะพร้าวที่ได้จากการแยกตะกอนไปใส่ขวดทดลองโดยใช้ปริมาณน้ำมัน

20 ml.



รูปที่ 5.4 นำน้ำมันมะพร้าวไปใส่ขวดทดลองโดยใช้ปริมาณน้ำมัน 20 ml.

2.3 ใส่เอทานอล( $C_2H_5OH$ ) ปริมาณ 20 ml ลงไปในขวดทดลองที่มีน้ำมันมะพร้าว

20 ml.



รูปที่ 5.5 ใส่เอทานอล( $C_2H_5OH$ )ปริมาณ 20 ml.ลงไปในขวดน้ำมันมะพร้าว

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

## 2.4 นำขวดทดลองที่ผสมน้ำมันมะพร้าวกับเอทานอลไปต้มที่แผ่นเพลตให้ความร้อน

จนเดือด



รูปที่ 5.6 ต้มน้ำมันมะพร้าวที่ผสมกับเอทานอลจนเดือด

2.5 นำน้ำมันมะพร้าวที่ผสมกับเอทานอลซึ่งได้รับต้มจนเดือดแล้ว รอสักครู่จนเย็นตัวลงเล็กน้อย แล้วจึงหยดฟีนอล์ฟทาลีนจำนวน 4-5 หยด ลงไปในขวดทดลอง



รูปที่ 5.7 หยดฟีนอล์ฟทาลีนจำนวน 4-5 หยด ลงไปในขวด

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

2.6 นำน้ำมันมะพร้าวที่ได้จากขั้นตอนที่ 2.5 ไปทำการไตเตรตด้วยโซเดียมไฮดรอกไซด์ (NaOH) 0.102 โมลาร์ จนสีของน้ำมันมะพร้าวในขวดทดลองเปลี่ยนสีเป็นสีชมพูอ่อน จากนั้นอ่านค่าของโซเดียมไฮดรอกไซด์ (NaOH) ที่ใช้ ซึ่งอ่านค่าได้ 2.35 ml. บันทึกผล

3. คำนวณหาค่ากรดไขมันอิสระของน้ำมันมะพร้าว (Free Fatty acid of Coconut Oil)

เราจะคำนวณหาค่ากรดไขมันอิสระของน้ำมันมะพร้าว (Free Fatty acid of Coconut Oil) ได้

จากสูตร

$$\% \text{ Free Fatty Acid} = \frac{\text{ml. of alkali} \times N \times 25.6}{\text{Weight of oil}}$$

$$\% \text{ Free Fatty Acid} = \frac{\text{Volume of NaOH} \times N \times 25.6}{\text{Weight of oil}}$$

N คือ ค่าความเข้มข้นของสารที่ใช้ในการไตเตรต, โมลาร์

เมื่อเราใช้ปริมาณน้ำมันมะพร้าวในการทดสอบเท่ากับ 20 ml. ปริมาณค่าของโซเดียมไฮดรอกไซด์ (NaOH) ที่ใช้ ซึ่งอ่านค่าได้ 2.35 ml.

$$\% \text{ Free Fatty Acid} = \frac{2.3 \times 0.102 \times 25.6}{20}$$

$$\% \text{ Free Fatty Acid} = 0.3\%$$

จากผลการทดสอบคุณภาพน้ำมันมะพร้าวซึ่งได้จากการบีบเย็นด้วยวิธีการบีบแบบสกรูอัด เราจะพบว่าน้ำมันมะพร้าวที่ได้นั้นมีการสูญเสียคุณภาพประโยชน์ไปเป็นส่วนน้อย จากค่าของ  $\% \text{ Free Fatty Acid} = 0.3\%$  ซึ่งมีค่าต่ำแสดงถึงคุณภาพของน้ำมันมะพร้าวที่ได้จัดเป็นน้ำมันมะพร้าวคุณภาพดี สามารถนำไปใช้ประโยชน์ได้ เช่น การนำไปสกัดเป็นส่วนผสมของเชื้อเพลิงไบโอดีเซล หรือเป็นส่วนผสมของเครื่องสำอาง

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า ไม่ว่าจะกรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

## บทที่ 6

### สรุปผลการทดลองและข้อเสนอแนะ

#### 6.1 วิเคราะห์และสรุปผลการทดลอง

จากการศึกษาและวิเคราะห์ลักษณะรวมถึงคุณสมบัติของเนื้อมะพร้าวที่จะนำมาใช้บีบน้ำมันมะพร้าวนั้น เราควรเลือกใช้เนื้อมะพร้าวที่ผ่านการให้ความร้อนโดยผ่านการอบแห้งที่อุณหภูมิ 50-60 องศาเซลเซียส เป็นเวลา 3-4 ชั่วโมง เพื่อกำจัดปริมาณของน้ำที่ยังเหลืออยู่ในเนื้อมะพร้าว ซึ่งจะทำให้น้ำมันมะพร้าวที่เราได้จากเครื่องบีบมีความบริสุทธิ์ของน้ำมันสูง

จากการทดลองในขั้นต้นพบว่า การบีบน้ำมันด้วยสกรูอัดนั้นต้องใช้แรงบิดสูง ดังนั้นทางคณะผู้จัดทำจึงเลือกใช้มอเตอร์เกียร์ซึ่งต่อตรงกับเพลาคู่ด้วยคัปปลิง แทนการใช้การขับเคลื่อนแบบสายพานซึ่งจะสูญเสียกำลังมากกว่า โดยมีข้อสรุปดังนี้

1. การทดลองบีบน้ำมันมะพร้าวที่ความเร็วรอบต่าง ๆ กันนั้นจะทำให้ได้ความเร็วรอบที่เหมาะสมที่จะใช้ในการบีบน้ำมันมะพร้าว सबละเอียด เพื่อให้ได้ปริมาณน้ำมันสูงที่สุดในช่วงเวลานั้นที่สุด
2. การทดลองหาปริมาณการเกิดกรดไขมันอิสระในน้ำมันมะพร้าวที่ได้จากการบีบขึ้นเพื่อหาคุณภาพของน้ำมันที่ได้หลังการบีบ

#### 6.2 สรุปผลการทดลอง

จากการทดสอบการบีบน้ำมันด้วยเครื่องบีบน้ำมันแบบสกรูอัด โดยใช้วัตถุดิบเป็นเนื้อมะพร้าวอบแห้ง सबละเอียดซึ่งเราจะทดสอบที่ความเร็วรอบของสกรูต่างๆ และจับเวลาและวัดปริมาณน้ำมันที่บีบได้ในทุกๆ 5 นาที ไปจนกระทั่งครบ 30 นาที พบว่า ที่ความเร็วรอบ 176 rpm ได้ปริมาณน้ำมันออกมามากที่สุด รองลงมาคือ 118 rpm , 60 rpm , 297 rpm และ 236 rpm ตามลำดับ และพิจารณาจากกราฟจะพบว่า การทดลองบีบน้ำมันที่รอบต่ำๆ จะได้ปริมาณน้ำมันเฉลี่ยมากกว่า ทดลองที่รอบสูง เป็นผลมาจากเมื่อความเร็วรอบของมอเตอร์สูง จะให้แรงบิดที่ต่ำ แต่เมื่อทำการทดลองที่รอบต่ำเกินไป (60 rpm) จะเห็นได้ว่าทั้งๆที่แรงบิดสูงแต่ประสิทธิภาพในการลำเลียงต่ำก็ จะส่งผลให้ในตอนแรกได้ปริมาณน้ำมันต่ำกว่าที่ความเร็วรอบอื่นๆ อย่างเห็นได้ชัด

ส่วนในการทดลองบีบน้ำมันที่รอบสูง ในตอนแรกการลำเลียงดีเกินไป ประกอบกับแรงบิดน้อย ทำให้มะพร้าวที่ใส่ลงไปแรกๆ จะไม่เกิดการอื่น จะถูกบีบออกไปทางช่องออกของกากเลย จึงทำให้ปริมาณน้ำมันในนาที่แรกๆต่ำ แต่เมื่อทดลองที่ความเร็วรอบสูงถึงจุดหนึ่ง (297 rpm) มะพร้าวเอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า ไม่ว่าจะกรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

ที่ใส่ลงไปจะถูกลบจนละเอียดเป็นฝอยตั้งแต่ต้นสกรู จึงทำให้บีบน้ำมันออกมาได้ง่าย ปริมาณน้ำมันจึงมากขึ้นมากกว่าที่รอบค้ำบางรอบอีกครั้ง

### 6.3 วิจารณ์ผลการทดลอง

ผลการทดลองที่เก็บผลได้ อาจมีความผิดพลาดเล็กน้อยเนื่องมาจากวัตถุดิบทั้งหมดไม่ได้อบพร้อมกัน ทำการอบแบ่งเป็นชุดๆ จึงทำให้ปริมาณน้ำมันที่คงอยู่ในวัตถุดิบแตกต่างกันไปเล็กน้อย

### 6.4 ปัญหาที่พบในการทดลอง

1. ช่องทางออกของน้ำมันมีขนาดใหญ่เกินไป ทำให้กากของวัตถุดิบบางส่วนได้ถูกบีบอัดปนออกมากับน้ำมัน
2. เกิดการอุดตันของกากที่ถูกบีบอัดแล้ว ในบางส่วนของช่องทางออกของน้ำมัน
3. น้ำมันที่ได้จากการบีบอัดแล้วบางส่วนไหลปนออกมาทางช่องทางออกของกาก
4. ขณะทำการเดินเครื่องบีบน้ำมันที่ความเร็วรอบสูงๆ ตัวสกรูบีบจะมีการส่ายเล็กน้อย ทำให้การบีบน้ำมันทำได้ไม่เต็มประสิทธิภาพ
5. หากเนื้อของวัตถุดิบมีเปอร์เซ็นต์ความชื้นสูงเกินไป จะทำให้เนื้อวัตถุดิบอัดตัวตามร่องสกรู ส่งผลให้น้ำมันที่บีบได้มีปริมาณน้อย

### 6.5 ข้อเสนอแนะในการปรับปรุงเครื่อง

1. ติดตั้งแผ่นตะแกรงที่มีรูพรุนขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 2-3 มิลลิเมตรเข้าไปภายในปลอกหุ้มสกรูบีบเพื่อช่วยในการกรองกากออกจากน้ำมัน
2. ควรติดตั้งอุปกรณ์ป้องกันอันตรายจากช่องใส่วัตถุดิบ
3. หยอดน้ำมันหล่อลื่นที่แบริ่งทุกครั้งที่ใช้งาน
4. หลังการใช้งานทุกครั้งควรถอดปลอกหุ้มสกรูบีบมาทำความสะอาดเพื่อไม่ให้เกิดการอุดตันของกาก

## บรรณานุกรม

- [1] Joseph E. Shigley, Charles R. Mischke, Richard G. Budynas, "Mechanical Engineering Design", McGraw Hill 7<sup>th</sup> Edition
- [2] R.C.HIBBELER, "Mechanics of Materials", 4<sup>th</sup> ed., Prentice Hall, 2000
- [3] Ademola Oyinlola, "Development of a laboratory model screw press for peanut oil expression", Journal Of Food Engineering, Elsevier, 2004
- [4] Akitayo B.A. Akiwumi, Michael W. Bassey, "A heat assisted palm oil screw press", Siera Leone
- [5] วรวิทย์ อึ้งภากรณ์, "การออกแบบเครื่องจักรกล เล่ม 1", ซีเอ็ดยูเคชั่น, 2522
- [6] ฝ่ายสิ่งแวดล้อม นิเวศวิทยาและพลังงาน, "การผลิตน้ำมันมะพร้าวบีบเย็นคุณภาพสูง", สถาบันวิจัยวิทยาศาสตร์และเทคโนโลยีแห่งประเทศไทย



เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้



เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

ตารางค่าน้ำหนักจำเพาะปริมาณของวัสดุดิบ

วัสดุ	มุมรับเป็นองศา	น้ำหนักจำเพาะ $\gamma, kN/m^3$
น้ะท้าวซูด	20	4-5
มันฝรั่ง	-	7.5
เมล็ดกาแฟ	15	4.5-6.5
เมล็ดโคโก้	8	4.5-6.5
เมล็ดข้าวโพด	15	7-7.5
เมล็ดพืช	22	2.5-3
เมล็ดฝ้าย	20	4-5

ตารางค่าตัวประกอบความดีของการออกแบบเพลา

ชนิดการรับแรง	$C_d$	$C_e$
เพลาอยู่นิ่ง :		
แรงสม่ำเสมอหรือเพิ่มขึ้นช้า ๆ	1.0	1.0
แรงกระตุก	1.5-2.0	1.5-2.0
เพลาหมุน :		
แรงสม่ำเสมอหรือเพิ่มขึ้นช้า ๆ	1.5	1.0
แรงกระตุกอย่างเบา	1.5-2.0	1.0-1.5
แรงกระตุกอย่างแรง	2.0-3.0	1.5-3.0

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

ตารางแสดงค่าขนาดเต็มผ่านศูนย์กลางของเพลาตามมาตรฐาน ISO/R775-1969

ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางเป็น มม.				
6	25	70	130	240
7	30	75	140	260
8	35	80	150	280
9	40	85	160	300
10	45	90	170	320
12	50	95	180	340
14	55	100	190	360
18	60	110	200	380
20	65	120	220	

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

ตารางเกลียวเมตริกแบบมาตรฐานระหว่างประเทศ แบบเกลียวเหลี่ยม

ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางระหว่างระนาบ		ระยะพิทช์ P	ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางกลางพิทช์ $d_s, D_s$	ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางภายนอก		พื้นที่รับความเค้น ( $A_g$ ) $mm^2$
ช่องที่ 1	ช่องที่ 2			$d_1$	$D_1$	
1.00		0.25	0.838	0.693	0.729	0.456
1.20		0.25	1.038	0.893	0.929	0.730
1.60		0.35	1.373	1.170	1.221	1.270
2.00		0.40	1.740	1.509	1.587	2.070
2.50		0.45	2.208	1.948	2.013	3.390
3.00		0.50	2.675	2.387	2.459	5.030
4.00	3.50	0.60	3.110	2.764	2.850	6.780
		0.70	3.545	3.141	3.242	8.780
	4.50	0.75	4.013	3.580	3.688	11.300
5.00		0.80	4.480	4.019	4.134	14.200
6.00		1.00	5.350	4.773	4.917	20.100
8.00		1.25	7.183	6.466	6.647	36.600
10.00	(9)	1.25	8.188	7.466	7.647	48.100
		1.50	9.026	8.160	8.376	58.000
	(11)	1.50	10.026	9.160	9.376	72.300
12.00		1.75	10.863	9.853	10.106	84.300
14.00		2.00	12.701	11.546	11.835	115.000
		2.00	14.701	13.546	13.835	157.000
16.00		2.50	16.376	14.933	15.294	192.000
		2.50	18.376	16.933	17.294	245.000
		2.50	20.376	18.933	19.294	303.000
24.00		3.00	22.051	20.319	20.752	353.000
27.00		3.00	25.051	23.319	23.752	459.000
		3.50	27.727	25.708	26.211	561.000
30.00	33.00	3.50	30.727	28.706	29.211	694.000
		4.00	33.402	31.093	31.670	817.000
	39.00	4.00	36.402	34.093	34.670	976.000
42.00		4.50	39.077	36.479	37.129	1120.000
45.00		4.50	42.077	39.479	40.129	1300.000
		5.00	44.752	41.866	42.587	1470.000
48.00	52.00	5.00	48.752	45.866	46.587	1760.000
		5.50	52.428	49.252	50.046	2030.000
	60.00	6.50	58.428	53.252	54.046	2360.000
64.00		6.00	60.103	56.639	57.605	2680.000
	68.00	6.00	64.103	60.639	61.505	3060.000

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

ตารางเกลียวเมตริกแบบมาตรฐานระหว่างประเทศ แบบเกลียวละเอียด

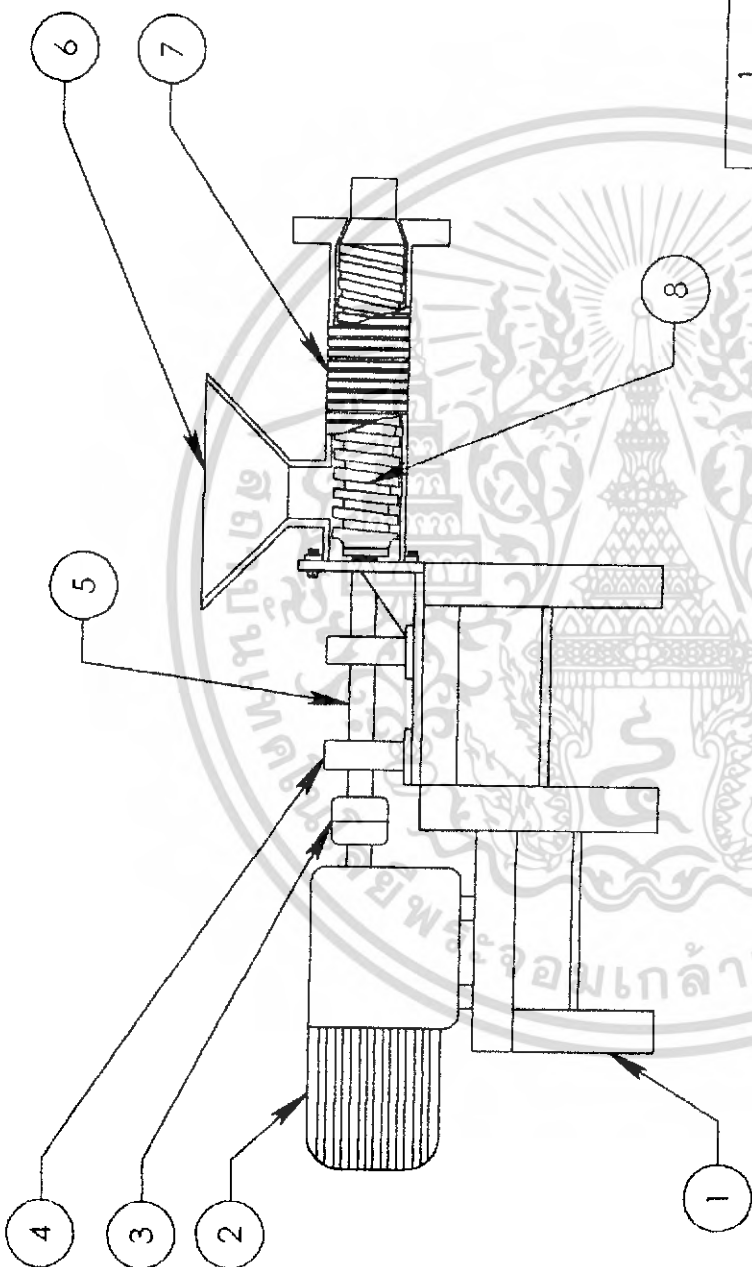
สัญลักษณ์ (ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง กลางระบุ × ระยะพิทช์ P)	ขนาดเส้น ผ่านศูนย์กลาง กลางคัตซี $d_s$	ขนาดเส้น ผ่านศูนย์กลาง กลางโอบ $d_m$	พื้นที่รับความเค้น ( $A_s$ ) $mm^2$
M8×1	7.35	8.773	39.2
M10×1	9.35	8.773	64.5
M12×1	11.35	10.773	98.1
M16×1	15.35	14.773	178.0
M20×1	19.35	18.773	285.0
M24×1	23.35	22.773	418.0
M30×1	29.35	28.773	663.0
M12×1.25	11.026	10.16	88.1
M16×1.5	15.026	14.16	167.0
M20×1.5	19.026	18.16	272.0
M24×1.5	23.026	22.16	401.0
M30×1.5	29.026	28.16	642.0
M36×1.5	35.026	34.16	940.0
M42×1.5	41.026	40.16	1290.0
M48×1.5	47.026	46.16	1710.0
M56×1.5	55.026	54.16	2340.0
M64×1.5	63.026	62.16	3080.0
M72×1.5	71.026	70.16	3910.0
M80×1.5	79.026	78.16	4850.0
M20×2	18.701	17.546	258.0
M24×2	22.701	21.546	384.0
M30×2	28.701	27.546	621.0
M36×2	34.701	33.546	915.0
M42×2	40.701	39.546	1260.0
M48×2	46.701	45.546	1670.0
M56×2	54.701	53.546	2300.0
M64×2	62.701	61.546	3030.0
M72×2	70.701	69.546	3860.0
M80×2	78.701	77.546	4790.0
M90×2	88.701	87.546	6100.0
M100×2	98.701	97.546	7560.0
M110×2	108.701	107.546	9180.0
M125×2	123.701	122.546	11900.0

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

ตารางขนาดคีมมาตรฐานที่ใช้กับเพลาขนาดต่างๆ

ขนาด เพลา(d) mm	คีมตีเหล็กชนิด คีมตีเหล็กชนิด ISO/R 773 ISO/R 774 b×h	คีมแบบ ISO 2491 ISO 2492 b×h	ขนาดคีมตีเหล็ก DIN 8881 b×h	คีมวงเคียน ISO 3912		
				b×h <sub>1</sub> ×R	t <sub>1</sub>	t <sub>2</sub>
3-4				1.0×1.40×4	1.0	0.6
4-5				1.5×2.60×7	2.0	0.8
5-6				2.0×2.60×7	1.8	1.0
6-7	2×2			2.0×3.70×10	2.9	1.0
7-8	2×2			2.5×3.70×10	2.7	1.2
8-10	3×3			3.0×5.00×13	3.8	1.4
10-12	4×4			3.0×6.50×16	5.3	1.4
12-14	5×5	5×3		4.0×6.50×16	5.0	1.8
14-16	5×5	5×3		4.0×7.50×19	6.0	1.8
16-18	5×5	6×4		5.0×6.50×16	4.0	2.3
18-20	6×6	6×4		5.0×7.50×19	5.8	2.3
20-22	6×6	6×4		6.0×9.00×22	7.0	2.3
22-26	8×7	8×5	8×3.5	6.0×9.00×22	6.5	2.8
25-28	8×7	8×5	8×3.5	6.0×10.0×25	7.5	2.8
28-32	8×7	8×5	8×3.5	8.0×11.0×28	8.0	3.3
32-38	10×8	10×6	10×4.0	10.0×13.0×32	10.0	3.3
38-44	12×8	12×6	12×4.0			
44-50	14×9	14×6	14×4.5			
50-58	16×10	16×7	16×5.0			
58-65	18×11	18×7	18×5.0			
65-75	20×12	20×8	20×6.0			
78-85	22×14	22×9	22×7.0			
85-95	25×14	25×9	25×7.0			
95-110	28×16	28×10	28×7.5			
110-130	32×18	32×11	32×8.5			
130-150	36×20	36×12	36×9.0			
150-170	40×22	40×14				
170-200	45×25	45×16				
200-230	50×28	50×18				
230-260	58×32					
260-290	63×32					

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

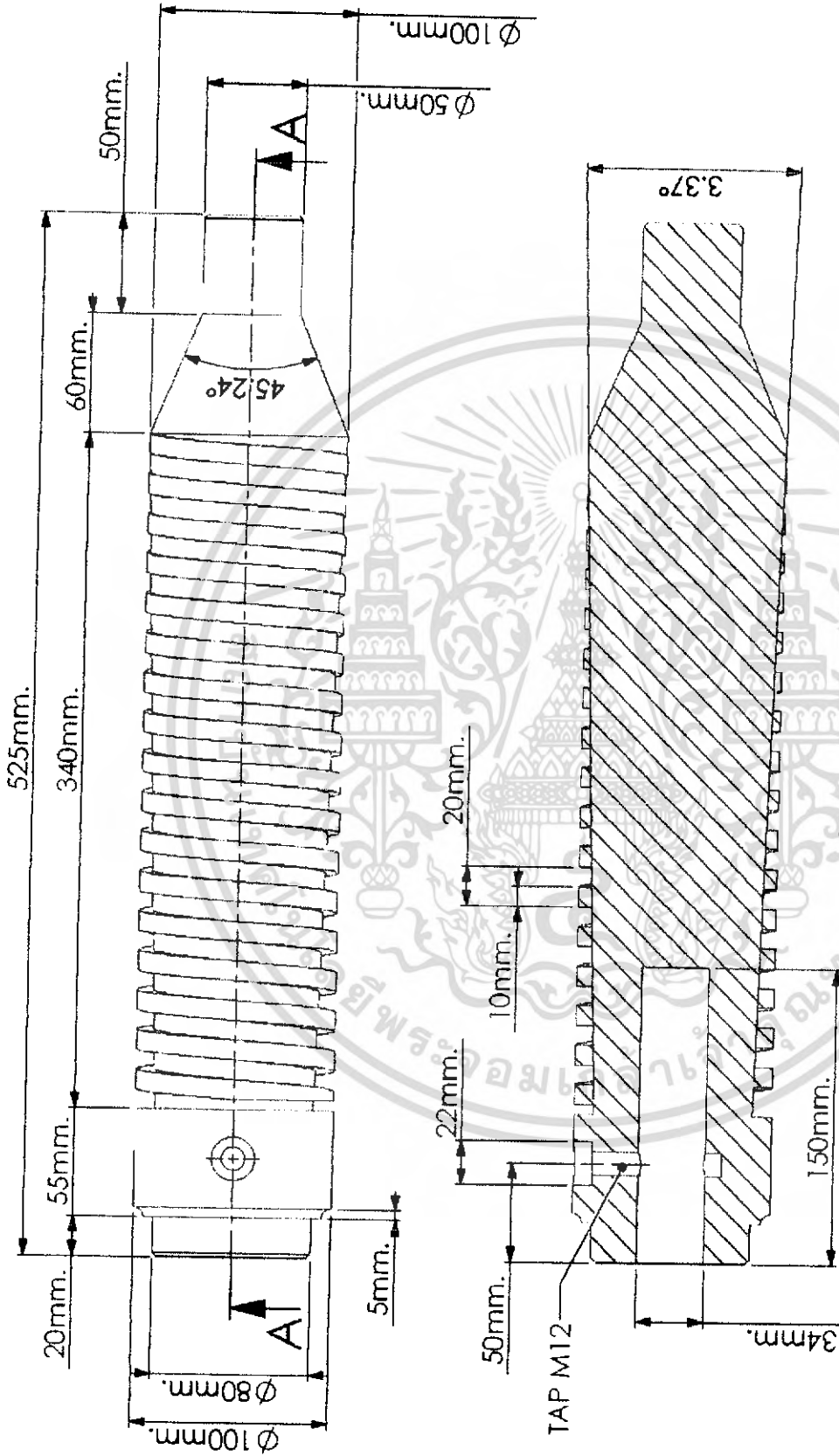


1	ฐานโครงเครื่อง
2	มอเตอร์ไฟฟ้า
3	ประกอบเฟลา
4	เบริง
5	เพลาส่งกำลัง
6	ช่องใส่หัวตะขิบ
7	ปลอกหุ้มตะขิบ
8	ตะขิบนำมัน



# OIL SCREW PRESS MACHINE

Drawing by T. Nattawut

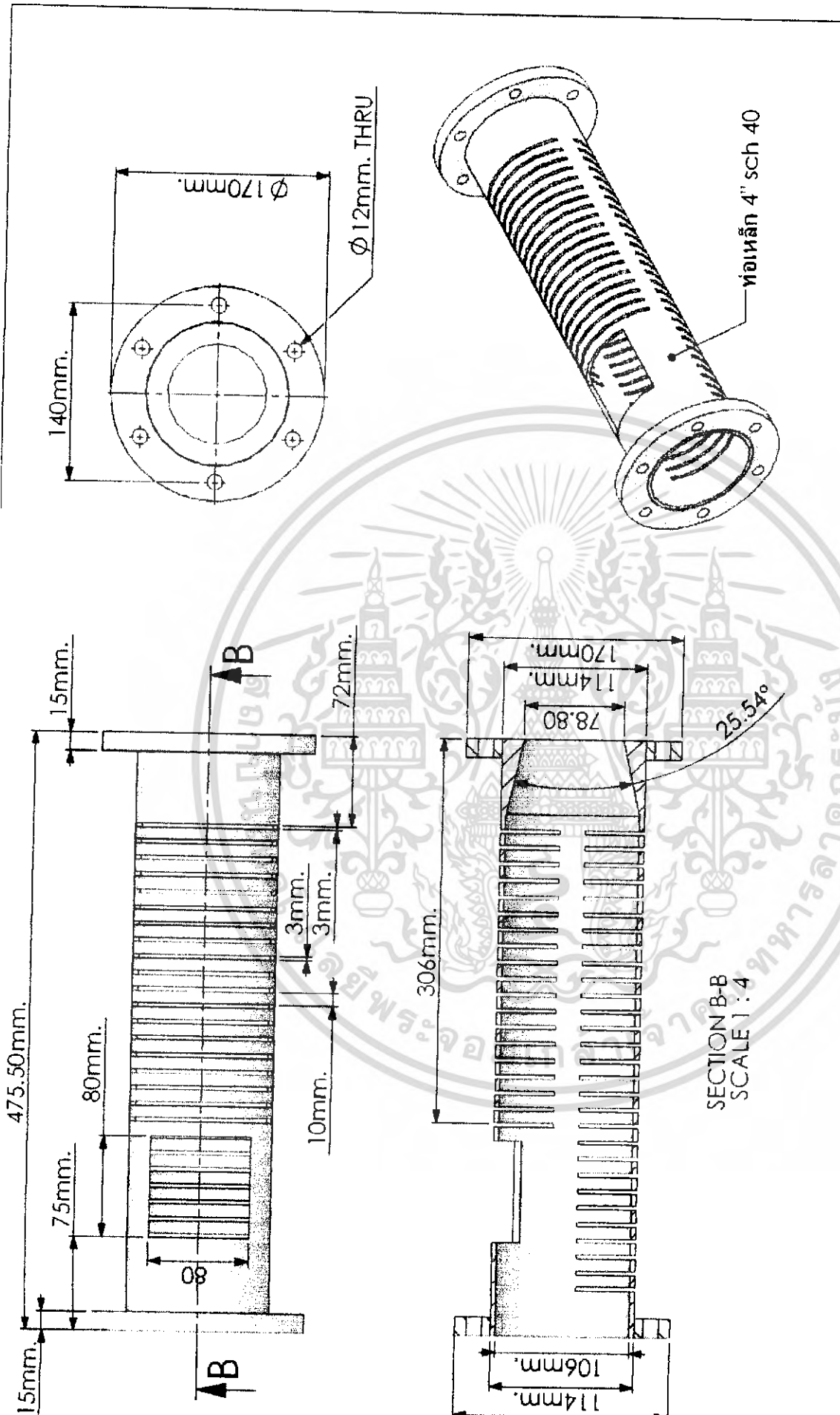
Date :




SECTION A-A  
SCALE 1 : 3

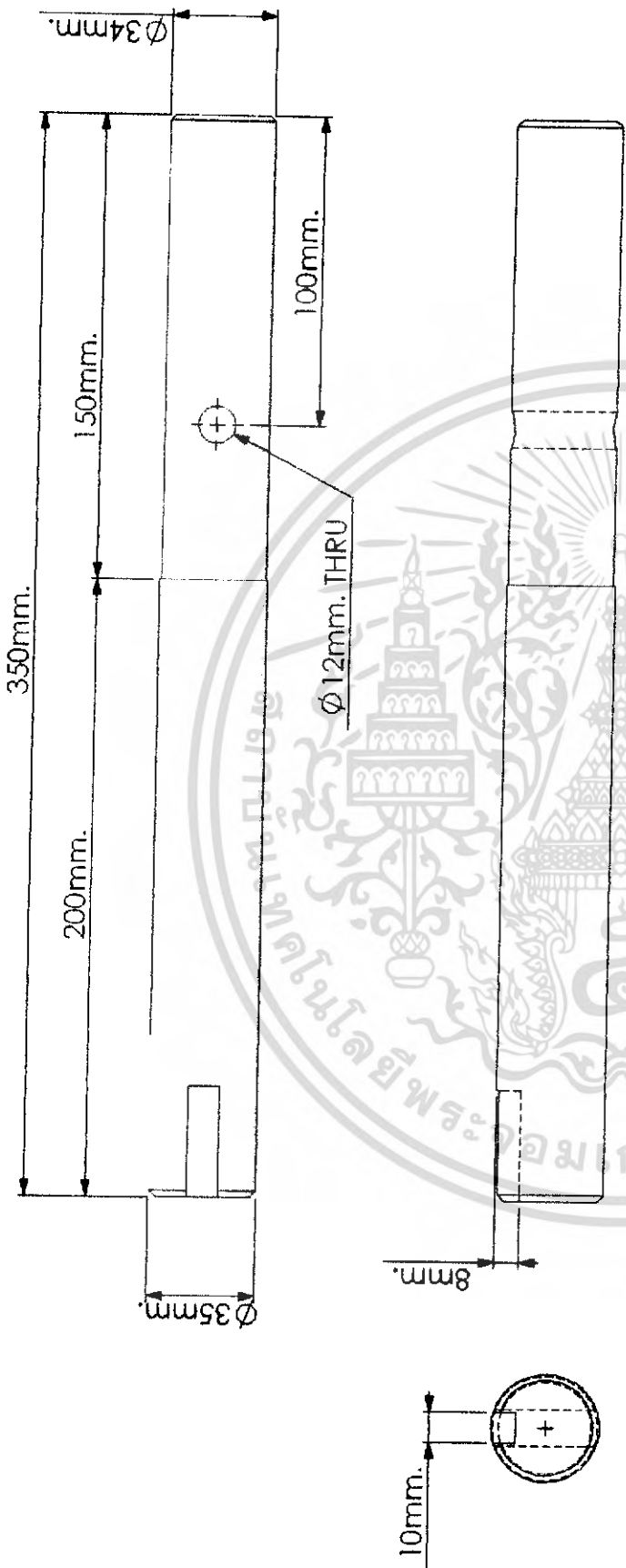
<b>Screw Press</b>	
<b>Material</b> เหล็ก	<b>Date :</b>
Projection ISO-A	<b>Drawn By:</b> T. Nattawut
	
Sheet : 1	

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ตัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้



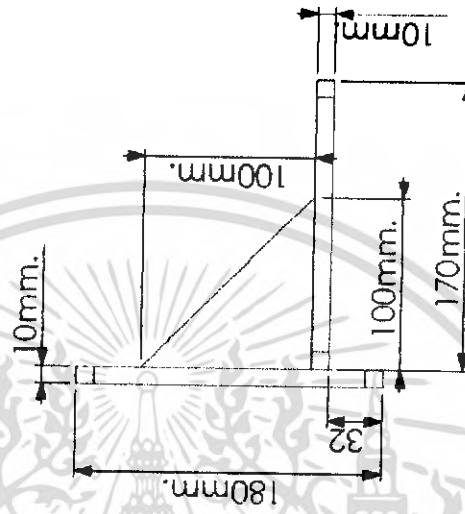
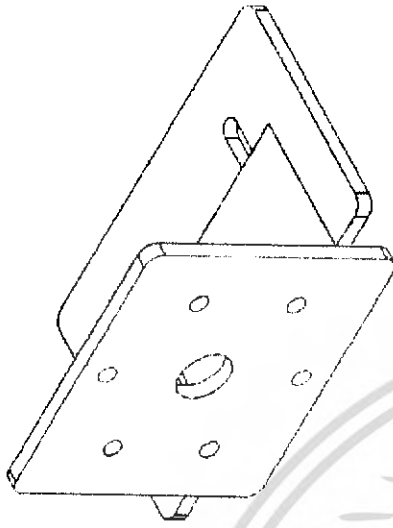
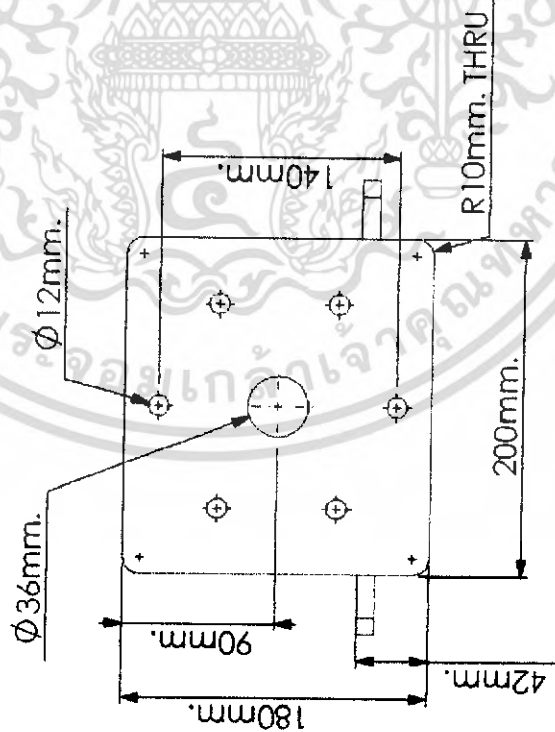
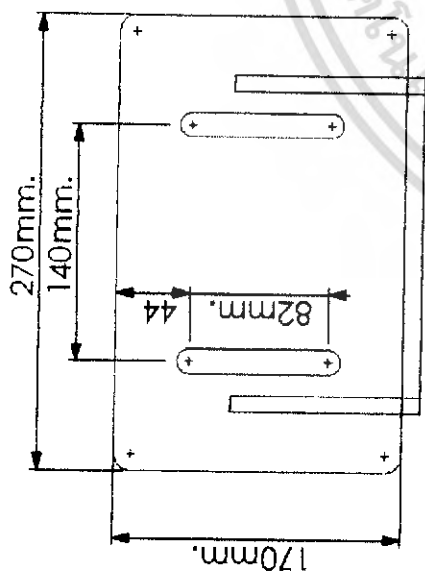
<b>ปลอกหุ้มสปริง</b>	
Material เหล็ก	Date :
Projection ISO-A	Drawn By: T. Nattawut
	Sheet : 2


เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
 ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้



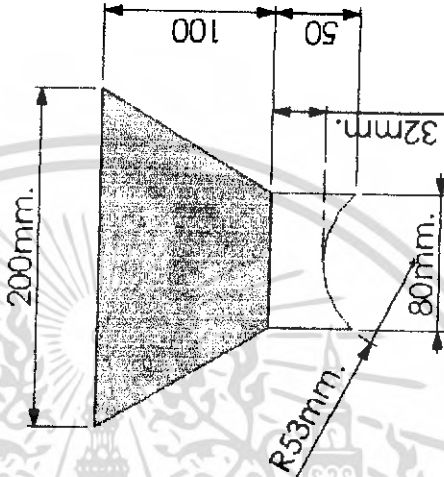
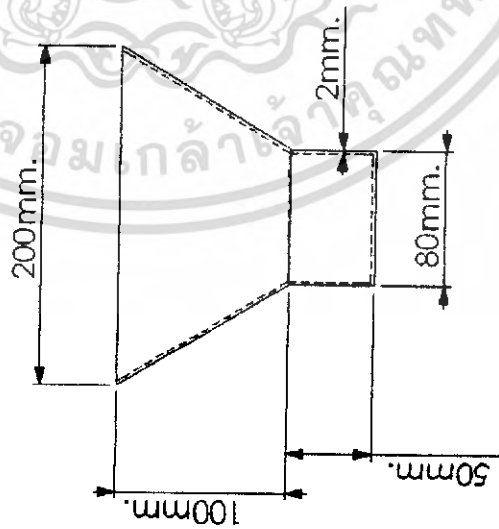
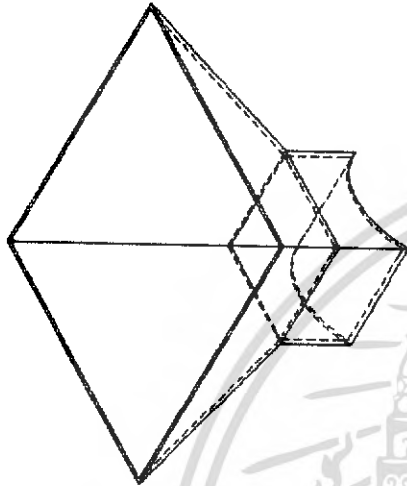
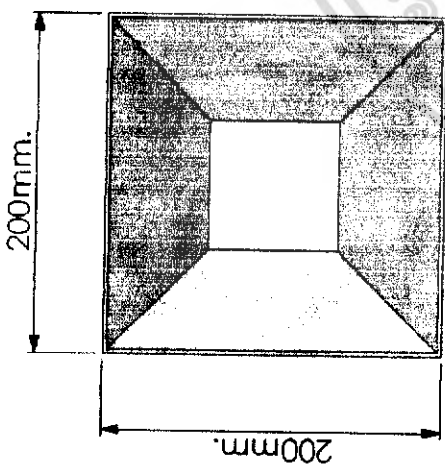
Material		เหล็ก	
Projection		ISO-1	
Date :			
Drawn By:		T. Nattawut	
Material		เหล็ก	
Projection		ISO-1	
Date :			
Drawn By:		T. Nattawut	
Sheet :		3	

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้



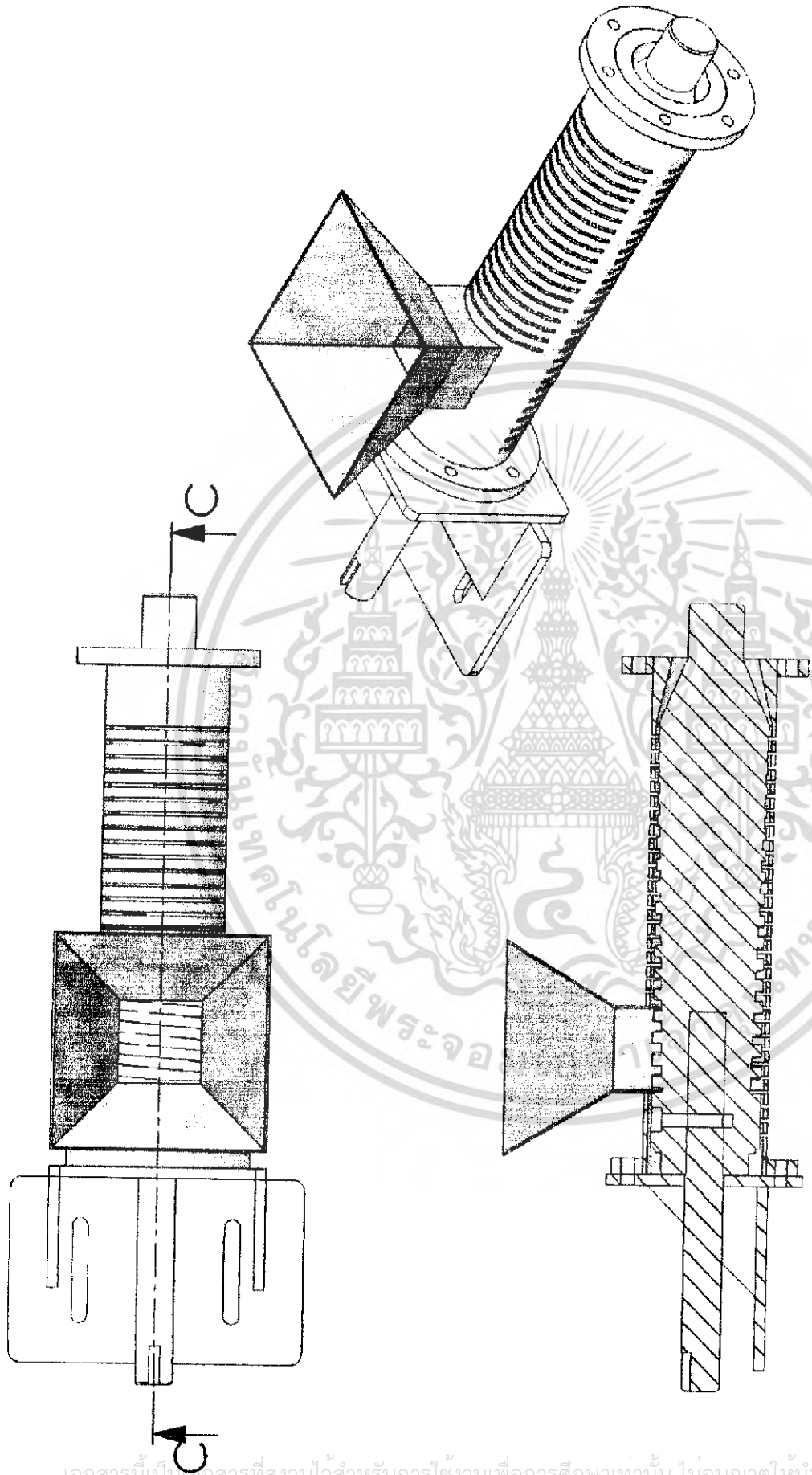
<b>ที่ยึดปลอกหุ้มทงูบีน</b>	
<b>Material</b>	
เหล็ก	
Projection ISO-A	Date :
	Drawn By: T. Nattawut
	Sheet : 4

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้




Material เหล็ก	ช่องใส่วัตถุขุด	
	Projection ISO-A	Date :
		Drawn By: T. Nattawatt
		Sheet : 5

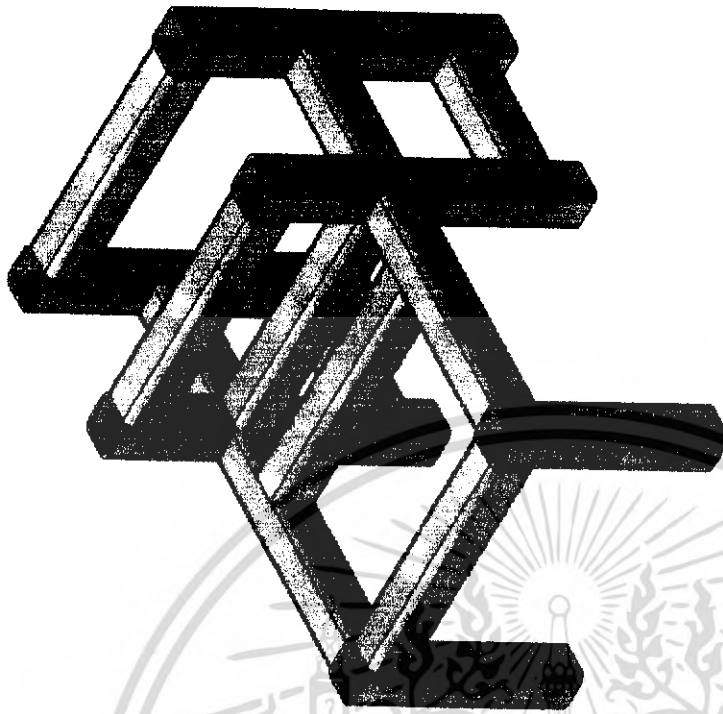
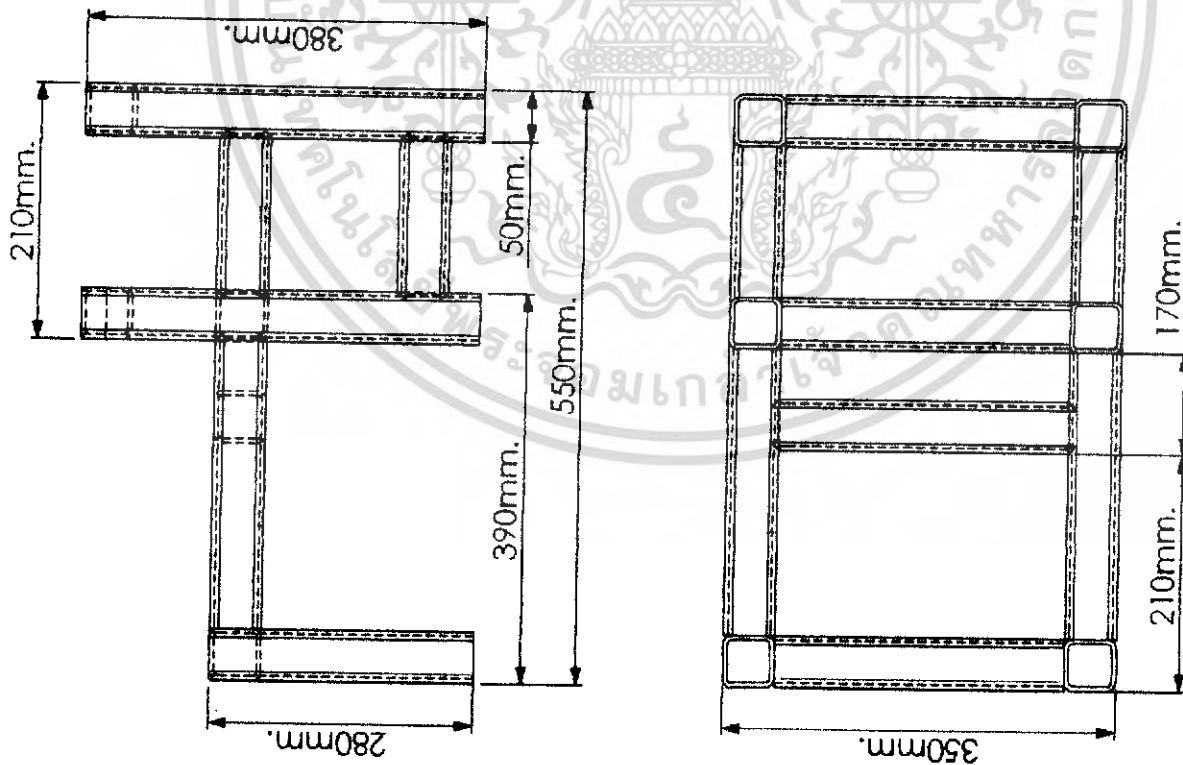
เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้



SECTION C-C  
SCALE 1:5

<b>ชุดกรูปีบน้ำมัน</b>	
<b>Material</b> เหล็ก	<b>Date :</b>
Projection ISO-A	<b>Drawn By: T. Nattawut</b>
	<b>Sheet : 6</b>

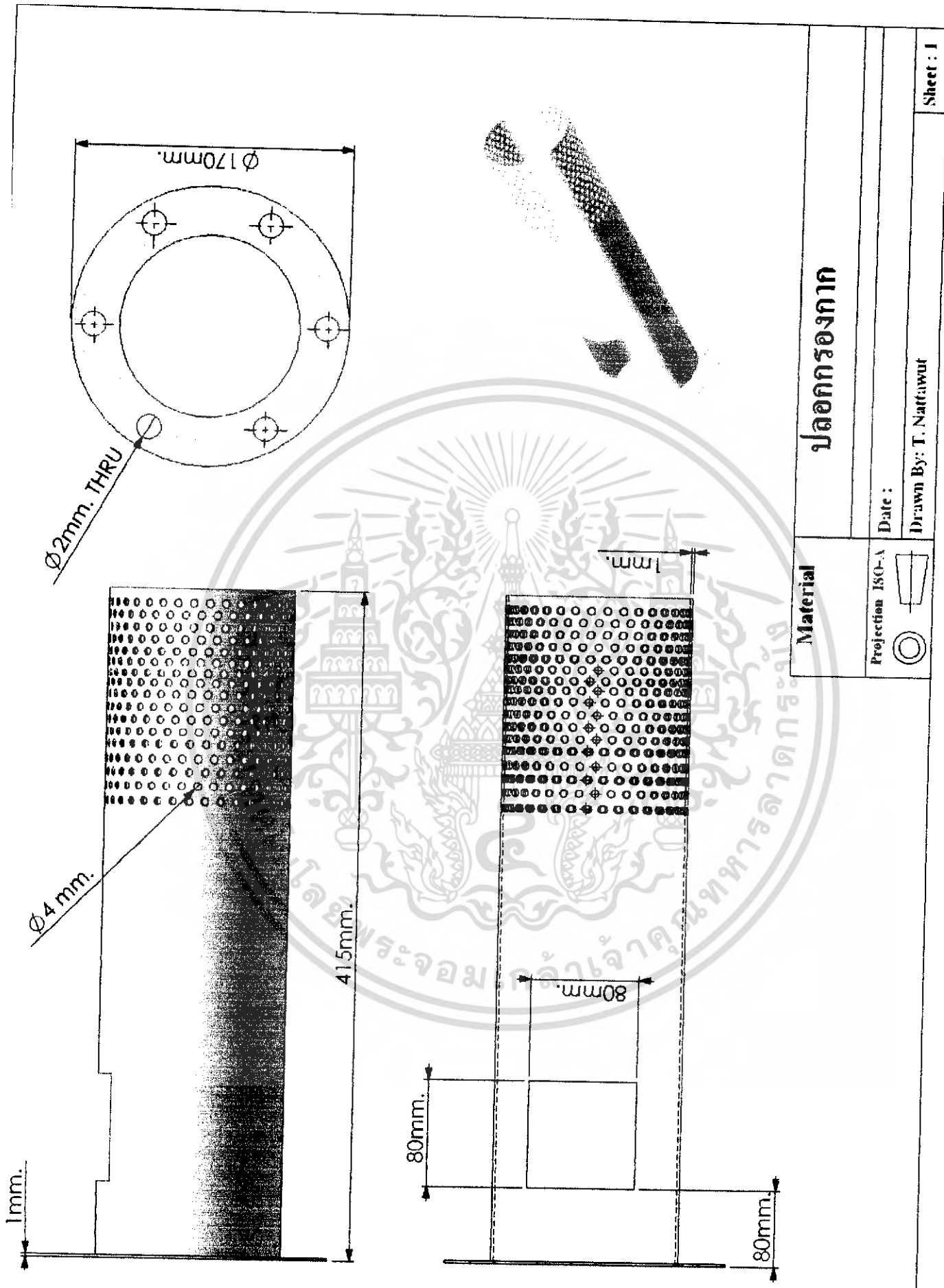
เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้



3D View

<b>Material</b>		<b>Machine Base</b>	
Projection ISO-A		Date :	
		Drawn By: T. Nattawut	
			Sheet : 7

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำใบเซ



เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำใบ



## การออกแบบและพัฒนาเครื่องบีบน้ำมันมะพร้าว<sup>1</sup>

ณัฐวุฒิ ตระการสุข<sup>2</sup>, นิชา รัตนทานตะติสภ<sup>2</sup>, ปิฎก สุขสวัสดิ์<sup>2</sup>, จำลอง ปราบแก้ว<sup>3</sup>

### บทคัดย่อ

มะพร้าวจัดเป็นพืชน้ำมันที่มีความสำคัญทางเศรษฐกิจในประเทศไทย และปริมาณการบริโภคน้ำมันพืชของคนไทยโดยเฉลี่ยก็มีมากขึ้นเรื่อยๆ เป็นผลมาจากการที่คนไทยได้เปลี่ยนค่านิยมจากการบริโภคน้ำมันสัตว์มาเป็นน้ำมันพืชกันมากขึ้น โดยเหตุผลทาง ด้านสุขภาพ มีปริมาณมากเพียงพอ และมีราคาไม่สูง ในโครงการนี้จึงได้เลือกพัฒนาการบีบอัดน้ำมันมะพร้าวโดยใช้เกลียวอัดซึ่งขับเคลื่อนด้วยมอเตอร์เกียร์เป็นตัวส่งกำลัง เนื่องจากมีประสิทธิภาพในการผลิตทั้งทางด้านปริมาณ ความเร็ว และความสะอาดสูงกว่าวิธีอื่นๆ โดยจะมุ่งเน้นการพัฒนาในด้านการเพิ่มความสามารถในการบีบน้ำมัน ให้ประหยัดเวลาและแรงงานมากที่สุด วิธีการบีบอัดน้ำมันโดยใช้เกลียวอัดนั้น อาศัยแรงอัดไปทำให้น้ำมันที่อยู่ในวัตถุบีบไหลออกมา ในขณะที่เดียวกันก็ทำให้นั่งเซลล์ของพืชน้ำมันแตกตัวออกมา โดยใช้สกรูอัดที่มีมอเตอร์เป็นต้นกำลังเป็นตัวบีบเนื้อมะพร้าวและน้ำมันจะไหลออกทางรูที่เจาะไว้ในกระบอกอัด ส่วนกากจะไหลออกไปทางหัวบีบที่ปลายกระบอก และออกมาทางช่องทางออกของกาก

### Abstract

coconut plays important role in Thailand's economy and our population consumed more and more vegetable oil every year consequence of people have changed their trend of consuming oil from animal to vegetable oil because of more awareness of good health and affordable price. This paper deals with development of an oil-screw press which is driven by gears and transmission motors, since this method gives better performance comparing to other methods. Focusing on improving oil-extracting performance, using minimum time and least labor works. In oil-screw press method, pressure from screw is applied to crunch the nut, its cell membrane would be broken, and the oil would leak out from the punctured holes around the press cylinder. While the cake would then be pressed to the other end of the cylinder and comes out to the waste silo.

Keywords: oil-extracting performance, cell membrane, cake

### 1. บทนำ

น้ำมันมะพร้าวเป็นพืชเศรษฐกิจที่สำคัญชนิดหนึ่ง ซึ่งเกษตรกรนิยมปลูกในเกือบทุกภาคของประเทศ โดยผลผลิตส่วนใหญ่จะใช้ในประเศ โดยน้ำมันมะพร้าวที่สกัดได้จัดเป็นน้ำมันคุณภาพดี เป็นแหล่งที่มีไขมันไม่อิ่มตัวต่ำ ซึ่งทางการแพทย์และวิทยาศาสตร์พบว่าช่วยลดไขมันและคอเลสเตอรอลได้

ในการบีบน้ำมันนอกจากเนื้อมะพร้าวนั้นมีด้วยกันอยู่หลายวิธี เช่น การบีบอัดน้ำมันโดยใช้คั้นโยก การสกัดด้วยตัวทำละลาย การบีบอัดโดยใช้ไฮโดรลิก แต่ในโครงการนี้เราเลือกพัฒนาการบีบอัดน้ำมันพืชโดยใช้สกรูเกลียวอัดซึ่งขับเคลื่อนด้วยเพลาส่งกำลังและมอเตอร์เกียร์ เนื่องจากมีประสิทธิภาพในการผลิตทั้งทางด้านปริมาณ ความเร็ว และความสะอาดสูงกว่าวิธีอื่นๆ

การบีบอัดน้ำมันโดยใช้สกรูเกลียวอัดนั้น อาศัยแรงอัดไปทำให้น้ำมันที่อยู่ในวัตถุบีบไหลออกมา ในขณะที่เดียวกันก็ทำให้นั่งเซลล์ของพืชน้ำมันแตกตัวออกมา โดยใช้สกรูอัดที่มีมอเตอร์เป็นต้นกำลังเป็นตัวบีบเมล็ดและน้ำมันจะไหลออกทางรูที่เจาะไว้ในปลอกหุ้มสกรูบีบ ส่วนกากที่เหลือจะไหลออกไปทางหัวบีบที่ปลายกระบอก และออกมาทางช่องทางออกของกาก

โดยโครงการนี้ทางคณะผู้จัดทำ จะมุ่งเน้นการพัฒนาในด้านการเพิ่มความสามารถในการบีบน้ำมันโดยจะทำการปรับเปลี่ยนชุดเกลียวอัด และพัฒนาเครื่องบีบน้ำมันที่ประหยัดแรงงานและเวลาได้มากที่สุด เพื่อให้สามารถนำไปใช้ในงานอุตสาหกรรม

<sup>1</sup> ชื่ออังกฤษ "The design and development of coconut oil screw press machine"

<sup>2</sup> นักศึกษาคณะวิศวกรรมเครื่องกล สจล. ห้อง 4G รหัส 47010241, 47010246 และ 47010451 ตามลำดับ

<sup>3</sup> รองศาสตราจารย์ประจำภาควิศวกรรมเครื่องกล สจล. โทร 02-326-4197. อีเมล: kpchamlo@kmitl.ac.th

**สัญลักษณ์**

$a$	มุมซีลิกซ์	$\rho$	ความหนาแน่นของมวล
$L$	ความยาวของสกรู	$l$	ระยะพิชิตเกลียวทวนของสกรู
$m$	มวล	$d$	ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางเพลลา
$\theta$	มุมบิดของเพลลา	$d_m$	เส้นผ่านศูนย์กลางเฉลี่ยของสกรู
$D$	เส้นผ่านศูนย์กลางเกลียวนอกของสกรู	$N$	จำนวนรอบการหมุนของเพลลา
$d$	เส้นผ่านศูนย์กลางเกลียวในของสกรู	$T_R$	แรงบิดของสกรูที่ได้จากกำลังของมอเตอร์
$V$	ปริมาตรของน้ำมันพืช	$T_{total}$	โมเมนต์บิดที่ต้องใช้ในการบีบน้ำมัน
$F$	แรงบิดที่ใช้บีบน้ำมัน	$W_p$	กำลังงานที่ใช้

**2. วัตถุประสงค์ของโครงการ**

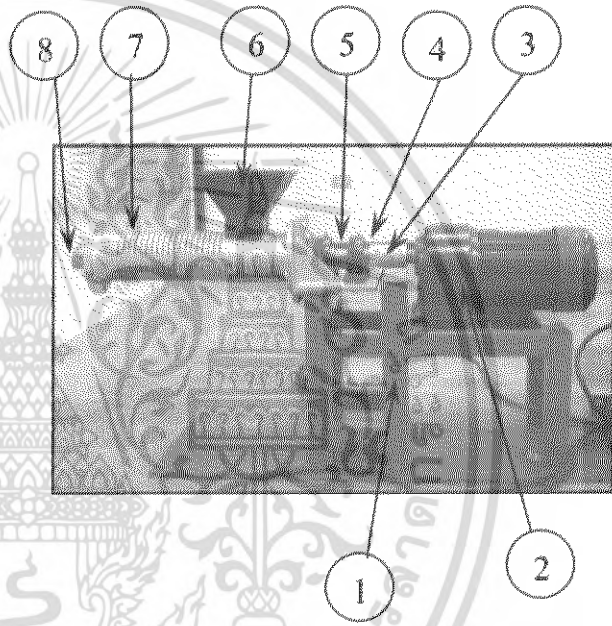
- 2.1 เพื่อออกแบบและพัฒนาเครื่องบีบน้ำมันพืช ที่ให้ปริมาณและคุณภาพของน้ำมันพืชมากกว่าการใช้วิธีบีบน้ำมันพืชวิธีดั้งเดิม
- 2.2 ออกแบบและพัฒนาเครื่องบีบน้ำมันพืชที่ให้ความคุ้มค่าในการนำไปใช้ในงานอุตสาหกรรม

**3. ขอบเขตของโครงการ**

- 3.1 พัฒนาเครื่องบีบน้ำมันพืช โดยการออกแบบปรับเปลี่ยนชุดเกลียวอัด เพื่อเพิ่มประสิทธิภาพในการบีบอัดน้ำมัน
- 3.2 ออกแบบและคำนวณเพื่อเลือกใช้ชิ้นส่วนต่างๆของเครื่อง
- 3.3 ทำการหาความสัมพันธ์ของความเร็วรอบของสกรูกับต่อปริมาณการบีบน้ำมันในช่วงเวลาที่กำหนด ซึ่งมีผลต่อประสิทธิภาพในการบีบน้ำมัน
- 3.4 ทำการหาเปอร์เซ็นต์กรดไขมันอิสระในน้ำมันที่บีบได้

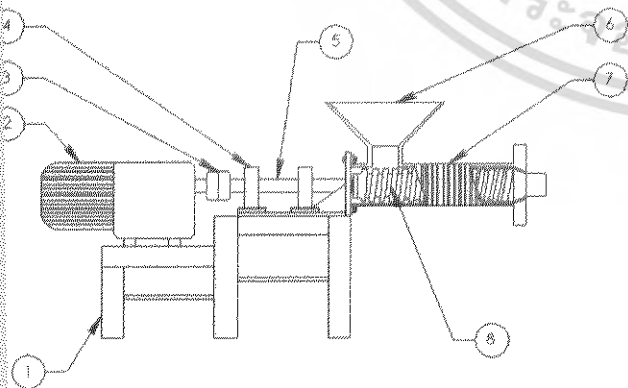
**4. ทฤษฎีและการออกแบบเครื่องบีบน้ำมัน**

**4.1 ส่วนประกอบและหลักการทำงานของเครื่อง**



ส่วนประกอบของเครื่องบีบน้ำมัน

- |                               |                                |
|-------------------------------|--------------------------------|
| 1. ฐานโครงเครื่อง             | 5. เพลลาส่งกำลัง(driven shaft) |
| 2. มอเตอร์เกียร์ (gear motor) | 6. ช่องใส่วัตถุดิบ(hopper)     |
| 3. ประกับเพลลา(coupling)      | 7. ปกคลุมสกรูบีบ               |
| 4. แปรงที่เพลลา               | 8. สกรูบีบน้ำมัน(screw press)  |

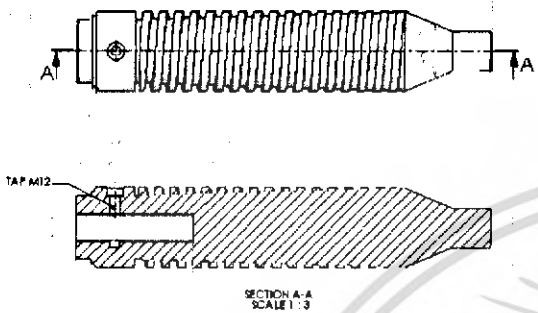


ในการออกแบบเครื่องบีบน้ำมันโดยใช้สกรูอัดจะมีมอเตอร์เกียร์เป็นตัวต้นกำลังโดยจะส่งกำลังผ่านทางประกับเพลลาให้กับเพลลาส่งกำลังซึ่งยึดติดอยู่กับสกรูบีบน้ำมันโดยตัวสกรูบีบน้ำมันจะหมุนอยู่ใต้ปกคลุมสกรูบีบ เพื่อทำการบีบน้ำมันให้ออกจากเมล็ดและแยกกากออกทางช่องออกกากที่อยู่ตอนปลายของสกรูบีบ ทางคณะผู้จัดทำออกแบบโดยเน้นความเรียบง่ายในการสร้างและสามารถใช้งานได้ง่าย แม้แต่ผู้ไม่เคยฝึกการใช้งานเครื่องมาก่อนก็สามารถใช้งานได้ โดยรายละเอียดที่ใช้ในการออกแบบเป็นดังนี้

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

**4.2 การออกแบบสกรูอัด**

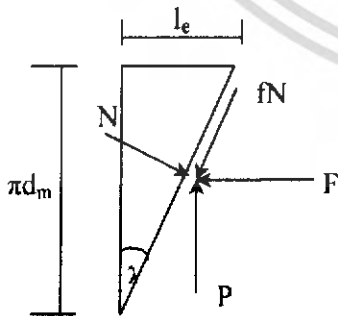
ในการออกแบบสกรูอัดจะใช้หลักการออกแบบเหมือนกับสกรูส่งกำลัง โดยออกแบบให้สกรูมีความลึกของร่องสกรูไม่เท่ากัน ร่องสกรูในช่วงแรกของการลำเลียงร่องของสกรูจะมีความลึก และต่อมาความลึกของร่องสกรูจะมีความลึกขณะเร็วขึ้น เพื่อทำให้เกิดการบีบอัดในการลำเลียงของสกรู ซึ่งมีอัตราส่วนการอัดประมาณ 10:1



ออกแบบให้

- ระยะพิตช์ของสกรู 20 mm.
- เส้นผ่านศูนย์กลางเกลียวนอก 100 mm.
- เส้นผ่านศูนย์กลางเกลียวใน 80 mm.
- ความกว้างช่องระหว่างฟัน 10 mm.
- ความยาวสกรูเฉพาะส่วนที่มีฟันเกลียว 340 mm.
- ความยาวสกรู 525 mm.
- สกรูที่ใช้เป็นสกรู 1 ปาก (n=1) ดังนั้นค่าหลิของสกรูคือ  $l_e=np$
- ดังนั้น  $l_e=20$  mm.

มุมเอียงหรือมุมหลิ,  $\alpha \rightarrow \tan \alpha = \frac{l_e}{\pi d_m}$   
 $\tan \alpha = \frac{20}{\pi(90)}$   
 $\alpha = 4.046$



รูปแสดง Force Diagram ที่กระทำกับเกลียวในขณะที่ยกลียวเคลื่อนไป

$\sum F_H = 0 : P - N \sin \lambda - \mu \cos \lambda = 0$   
 $\sum F_V = 0 : F + \mu \sin \lambda - N \cos \lambda = 0$

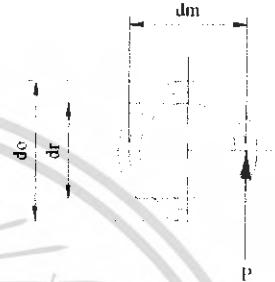
เมื่อเราไม่สนใจกับแรงปกติ (N) จะสามารถหาแรง P ได้

$$P = \frac{F(\sin \lambda + f \cos \lambda)}{(\cos \lambda - f \sin \lambda)}$$

กำจัด  $\cos \lambda$  และ  $\sin \lambda$  ให้หมดไปโดยใช้ความสัมพันธ์ของ

$$\tan \lambda = \frac{l}{\pi d_m} \text{ จะได้ว่า } P = \frac{F \left[ \left( \frac{l}{\pi d_m} \right) + f \right]}{1 - \left( \frac{fl}{\pi d_m} \right)}$$

เนื่องจาก  $P \cdot d_m = \text{Torque}$  จากการออกแบบเกลียว จากรูป



รูปแสดงภาคตัดขวางของเกลียว

ดังนั้นแรงบิด T ที่ต้องใช้ในการบีบน้ำมัน จะได้ว่า

$$T = F \frac{d_m}{2} \left[ \frac{l + \pi f d_m}{\pi d_m - fl} \right]$$

**4.3 การคำนวณหาโมเมนต์บิดที่ต้องใช้ในการบีบน้ำมัน**

ดังนั้นจากค่าเฉพาะต่างๆของสกรู และแรงที่ใช้บีบน้ำมันมะพร้าว ให้มีน้ำมันจากการอ่านค่าการทดสอบทดสอบกับเครื่องกดแบบไฮดรอลิก

Winner workshop press มีค่าประมาณ  $3\text{ kg} = 29.43\text{ N/cm}^2 = 294,300\text{ N/m}^2$  และเนื่องจากพื้นที่หน้าตัดของเครื่องทดสอบเท่ากับ  $0.007854\text{ m}^2$  ดังนั้นแรงที่ใช้บีบน้ำมันเท่ากับ  $7,704,774\text{ N}$ .

เนื่องจาก พื้นที่ผิวเปลือกเกลียวที่มีการบีบอัด เท่ากับ

$$\frac{2\pi l}{2} = \frac{2\pi(0.05)(0.525)}{2} = 0.0825\text{ m}^2$$

ดังนั้นแรงที่ใช้บีบน้ำมันเท่ากับ  $24.3\text{ kN}$ .

จากสมการ  $T = F \frac{d_m}{2} \left[ \frac{l + \pi f d_m}{\pi d_m - fl} \right]$

T คือแรงบิดที่เราต้องการในการเอาชนะแรงเสียดทานของเกลียว และเพื่อเคลื่อนให้วัตถุบิดเคลื่อนไปข้างหน้า

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

จากตารางค่า coefficient of friction,  $f$  สำหรับวัสดุที่ใช้ทำสกรู

เกลียวและปลอกสกรู

Screw Material	Material			
	Steel	Bronze	Brass	Cast Iron
Steel, dry	0.15-0.25	0.15-0.23	0.15-0.19	0.15-0.25
Steel, machine oil	0.11-0.17	0.10-0.16	0.10-0.15	0.11-0.17
Bronze	0.08-0.12	0.04-0.06	-	0.06-0.09

เนื่องจากเราใช้ Cast iron ในการทำสกรูเราเลือกใช้  $f$  ค่าสัมประสิทธิ์แรงเสียดทานเท่ากับ 0.11

$$T = (24.3 \times 10^3) \times 0.045 \left[ \frac{0.020 + \pi(0.11)(0.090)}{\pi(0.090) - (0.11)(0.020)} \right]$$

$$= 182.15 \text{ N.m}$$

คำนวณหาแรงบิดในการขันน็อตของสกรูและเพลลา

เนื่องจากวัสดุที่ใช้ทำสกรูและเพลลาคือเหล็ก (Cast iron) มีน้ำหนักจำเพาะเท่ากับ  $70.6 \text{ KN/m}^3$

น้ำหนักสกรูหาได้จาก

$$\text{ปริมาตรสกรูโดยประมาณ} = \left( \pi \times \frac{0.1^2}{4} \right) \times 0.525$$

$$= 4.123 \times 10^{-3} \text{ m}^3$$

$$\text{น้ำหนักของสกรู} = 70.6 \times 4.123 \times 10^{-3}$$

$$= 0.291 \text{ kN} = 29.66 \text{ kg}$$

น้ำหนักของเพลลาหาได้จาก

$$\text{ปริมาตรของเพลลา} = \pi \times \frac{(35 \times 10^{-3})^2}{4} \times 0.35$$

$$= 3.367 \times 10^{-4} \text{ m}^3$$

$$\text{น้ำหนักเพลลา} = 70.6 \times 3.367 \times 10^{-4}$$

$$= 0.0237 \text{ kN.}$$

$$= 2.423 \text{ kg.}$$

แรงบิดสำหรับขันน็อตของสกรูและเพลลาจากสมการ  $T = I\alpha$

เพลลาหมุนด้วยความเร็วรอบจาก 0-60 รอบ/นาที ใช้เวลา = 0.5 วินาที

$$\alpha = \frac{\dot{\omega}}{t} = \frac{60 \times 2\pi}{60 \times 0.5} = 12.566 \text{ rad/s}^2$$

สำหรับสกรู

$$I = \frac{mr^2}{2} = \frac{29.66 \times 0.05^2}{2}$$

$$= 3.7 \times 10^{-2}$$

$$T = I\alpha = 3.7 \times 10^{-2} \times 12.566 = 0.465 \text{ Nm}$$

สำหรับเพลลา

$$I = \frac{mr^2}{2} = \frac{2.423 \times 0.0125^2}{2}$$

$$= 1.892 \times 10^{-4}$$

$$T = I\alpha = 1.892 \times 10^{-4} \times 12.566 = 2.38 \times 10^{-3} \text{ Nm}$$

ดังนั้น  $T$  ที่ใช้ขันเพลลาและสกรู =  $0.465 + (2.38 \times 10^{-3})$

$$= 0.467 \text{ N.m}$$

ดังนั้นโมเมนต์บิดที่ต้องใช้ในการบีบน้ำมัน คือ

$$T_{\text{total}} = 182.15 + 0.467 = 182.617 \text{ N.m}$$

#### 4.4 การคำนวณหาขนาดของกำลังมอเตอร์เกียร์ที่ต้องใช้

จากสมการการหา กำลังมอเตอร์ เราใช้ค่าโมเมนต์บิดรวมที่ใช้

ในการบีบน้ำมันมาคำนวณ

$$W_p = \frac{2\pi TN}{60}$$

$$= \frac{2\pi \times 182.617 \times 60}{60}$$

$$= 1147.42 \text{ W}$$

เนื่องจากขนาดมอเตอร์ 1 hp = 745.7 W

แต่เนื่องจากค่ากำลังงานที่คำนวณได้ข้างต้นยังไม่รวมภาระที่เกิดจาก

วัตถุติดจึงเลือกใช้มอเตอร์เกียร์ขนาด 2 แรงม้า (hp)

$$\text{ดังนั้น } 2 \text{ hp} = 1491.4 \text{ W}$$

โมเมนต์บิดสูงสุดของมอเตอร์ขนาด 2 แรงม้า จากสมการ

$$T_{\text{motor}} = \frac{W_p \times 60}{2\pi N}$$

$$= \frac{1491.4 \times 60}{2\pi \times 60}$$

$$= 237.36 \text{ N.m}$$

แต่ค่ากำลังงานที่คำนวณได้ข้างต้นยังไม่รวมภาระที่เกิดจาก

วัตถุติด และภาระการสูญเสียต่างๆที่เกิดตอนปฏิบัติงานจริงของเครื่อง

จึงเลือกใช้มอเตอร์เกียร์ขนาด 2 แรงม้า (hp)

เมื่อคิดให้มอเตอร์ทำงานมีประสิทธิภาพเพียง 85% จะทำงานได้

$$0.85(1491.4) = 1267.69 \text{ ก็ยังเพียงพอในการใช้บีบน้ำมัน}$$

คำนวณหาแรงบิดของสกรูที่ได้จากกำลังของมอเตอร์ขนาด 2 แรงม้า

จากค่าโมเมนต์บิดที่ใช้สำหรับบีบวัตถุติดเพียงอย่างเดียว

$$= T_{\text{motor}} - T_{\text{total}} = 237.36 - 182.617 \text{ N.m}$$

$$= 54.743 \text{ N.m}$$

ดังนั้นแรงบิดของสกรูที่ได้จากกำลังของมอเตอร์ 2 แรงม้า

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

$$T_r = F_{rm} \left( \frac{1 + \pi f d_m}{\pi d_m - f l} \right)$$

$$54.743 = F(0.045) \left[ \frac{(0.020) + (\pi \times 0.11 \times 0.090)}{(\pi \times 0.090) - (0.11 \times 0.020)} \right]$$

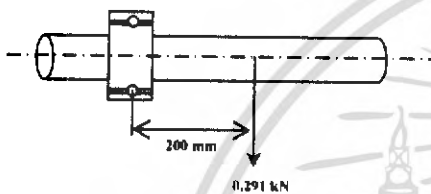
$$54.743 = F(0.045)(0.182)$$

$$F = 6684.126 \text{ N}$$

$$F = 6.684 \text{ kN}$$

แรงบิดของสกรูที่ได้อาจมาจากกำลังของมอเตอร์ 2 แรงม้า คือ 6.684 kN

4.9 คำนวณหาขนาดเพลลา



โมเมนต์สูงสุดที่เกิดกับเพลลาเป็นโมเมนต์ที่เกิดจากน้ำหนักของสกรูบิด

$$M = 0.291 \times 200 = 58.2 \text{ kN} \cdot \text{mm}$$

โมเมนต์บิดที่เกิดมาจากกำลังมอเตอร์ 2 แรงม้า

$$T = \frac{W_p \times 60}{2\pi N} = \frac{1491.4 \times 60}{2\pi \times 60} = 237.36 \text{ N} \cdot \text{m}$$

โมเมนต์บิดสูงสุดที่เกิดมาจากกำลังมอเตอร์ มีค่าเท่ากับ 237.36 N.m

ตัวประกอบความล้าของเพลลาหมุนที่มีแรงสม่ำเสมอ  $C_M=1.5$ ,  $C_T=1.0$

(จากตารางค่าตัวประกอบการล้าที่ 9.2 ในเล่มการออกแบบเครื่องจักรกล

ของศ.ดร.วริทธิ์ อิงมากรณ์)

สำหรับเพลลาที่มีร่องลิ่มค่าความเค้นเฉือนสำหรับการออกแบบที่แม่นยำ

$$\tau_d = 41 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2}$$

$$d^3 = \frac{16}{\pi \tau} [(C_T T)^2 + (C_M M)^2]^{1/2}$$

$$= \frac{16}{\pi \times 41} [(1 \times 237360)^2 + (1.5 \times 58200)^2]^{1/2}$$

$$d^3 = 31415.51$$

$$d = 31.4 \text{ mm}$$

เลือกใช้เพลลาขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางเท่ากับ 35 mm. ตามมาตรฐาน ISO/R775-1969

จากขนาดเพลลาที่ออกแบบขนาดเท่ากับ 35 mm. เลือกใช้ลิ่มสี่เหลี่ยมผืนผ้า ISO/R773 ซึ่งมีขนาดความกว้าง 10 mm. สูง 8 mm. ความยาวลิ่มเท่ากับ 36 mm. ตามขนาดมาตรฐานระหว่างประเทศ

4.10 คำนวณหาขนาดสลักเกลียวที่ใช้ยึดระหว่างเพลลาและสกรูบิด

แรงบิดสูงสุด  $T_{max}=237.36 \text{ N.m}$

$$\begin{aligned} \text{แรงเฉือนที่กระทำกับสลักเกลียว } F &= \frac{T}{r} \\ &= \frac{237.36}{17.5 \times 10^{-3}} \\ &= 13.56 \text{ kN} \end{aligned}$$

เลือกใช้สกรูระดับชั้นความแข็ง 6.9 ความแข็ง = 540 N/mm<sup>2</sup>

$$\text{จาก } \sigma = \frac{F}{A_s} \text{ และ } \tau = 0.6\sigma$$

$$\tau = 0.6 \times 540 = 324 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2}$$

ค่าความปลอดภัย = 3

หาความเค้นเฉือนที่ใช้สำหรับออกแบบ

$$\tau_d = \frac{324}{3} = 108 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2}$$

$$A_s = \frac{F}{\sigma} = \frac{13560}{108} = 125.56 \text{ mm}^2$$

$$\frac{\pi d^2}{4} = A_s$$

$$d = \sqrt{\frac{125.56 \times 4}{\pi}} = 12.64 \text{ mm}$$

เลือกใช้สลักเกลียวแบบเกลียวละเอียดขนาด M12x1.5

4.11 คำนวณขนาดสลักเกลียวปิดหน้าแปลน

ก่อนอื่นต้องหาแรงกดจากการยึดที่เกิดจากการบิดของสกรูตามแนวแกน

$$\begin{aligned} \text{จากโมเมนต์บิดที่ใช้สำหรับบิด} &= T_{total} - T_{\text{สำหรับเพลลา}} \\ &= 237.36 - 0.467 = 236.893 \text{ N.m} \end{aligned}$$

$$\text{ดังนั้นจะหาแรงบิดได้จาก } T = F \frac{d_m}{2} \left[ \frac{l + \pi f d_m}{\pi d_m - f l} \right]$$

$$236.893 = F(0.045) \left[ \frac{0.020 + \pi(0.11)(0.090)}{\pi(0.090) - (0.11)(0.020)} \right]$$

$$236.893 = F(8.2 \times 10^{-3})$$

ดังนั้น แรงบิดที่ได้  $F = 28.9 \text{ kN}$

ใช้สลักเกลียวระดับชั้นความแข็ง 6.9 มีความเค้นทึสูง 540 N/mm<sup>2</sup>

กำหนด ค่าความปลอดภัยเท่ากับ N=3

$$\sigma_d = \frac{540}{3} = 180 \text{ N / mm}^2$$

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้าไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

ใช้สลักเกลียวยึดหน้าแปลนทั้งหมดจำนวน 6 ตัว

$$A_s = \frac{F}{\sigma_u} = \frac{28.9 \times 10^3}{180 \times 6} = 26.7 \text{ mm}^2$$

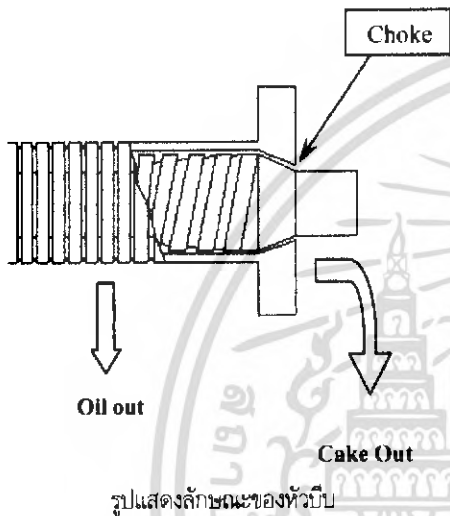
ขนาดสลักเกลียวตามตารางเกลียวเมตริกแบบมาตรฐานเท่ากับ  
จึงเลือกใช้ สลักขนาด M8 x 1.5 มาออกแบบ

2. การทดลอง

- ใส่วัตถุดิบในปริมาณครั้งละ 1 กิโลกรัม
- ปรับที่ความเร็วรอบ
- จับเวลา(ที่เวลา 5 นาที, 10 นาที, 15 นาที, 20 นาที, 25 นาที, 30 นาที)

4.12 การออกแบบหัวบีบ

ที่ปลายกระบอกเป็นช่องทางออกของกาก มีลักษณะเป็นหัวบีบแบบอื่น ทำหน้าที่เป็นตัวที่ทำให้วัสดุเกิดการอันที่ปลายจึงทำให้เกิดการบีบน้ำมันขึ้น และกากจะถูกบีบออกไปที่ทางออกของกากอย่างต่อเนื่อง

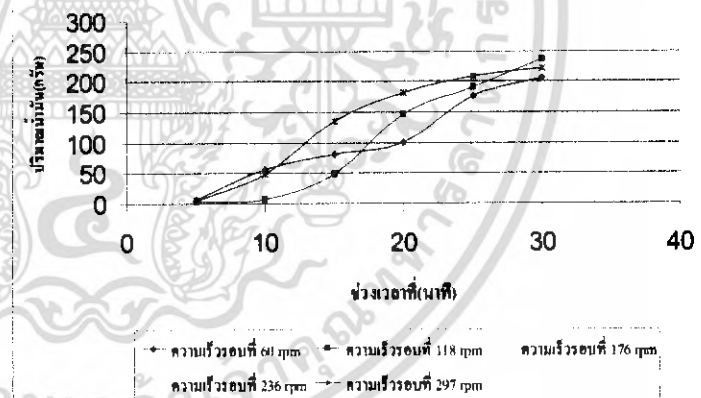


5. ผลการทดลอง

ผลการทดลองที่ได้จากการป้อนเนื้อมะพร้าว 1 กิโลกรัม ที่ความเร็วรอบต่างๆ ตารางที่ 5.1 ปริมาณน้ำมันที่ได้ในแต่ละครั้งที่ความเร็วรอบต่างๆกัน

ความเร็วรอบ (rpm)	ปริมาณวัตถุดิบ (Kg)	การจับเวลาที่ 5 นาที	การจับเวลาที่ 10 นาที	การจับเวลาที่ 15 นาที	การจับเวลาที่ 20 นาที	การจับเวลาที่ 25 นาที	การจับเวลาที่ 30 นาที
60 rpm	1	6 กรัม	56 กรัม	80 กรัม	100 กรัม	176 กรัม	206 กรัม
118 rpm	1	2.5 กรัม	7 กรัม	48 กรัม	146 กรัม	190 กรัม	236 กรัม
176 rpm	1	20 กรัม	120 กรัม	180 กรัม	232 กรัม	272 กรัม	284 กรัม
236 rpm	1	5 กรัม	14 กรัม	43 กรัม	66 กรัม	98 กรัม	186 กรัม
297 rpm	1	5 กรัม	48 กรัม	134 กรัม	181 กรัม	208 กรัม	221 กรัม

แผนภูมิแสดงความสัมพันธ์ระหว่างความเร็วรอบกับ ปริมาณน้ำมันที่ได้จากสกรูบีบในแต่ละช่วงเวลา



4.13 การทดลองเครื่องบีบน้ำมันมะพร้าว

เนื่องจากเราได้มีการออกแบบให้มีไหลตการทางานสูงสุด และเราใช้อินเวอร์เตอร์ในการปรับเปลี่ยนความเร็วรอบในการทางานของมอเตอร์ เพื่อที่จะมาจับมอเตอร์เกียร์ที่มีอัตราทดที่ 1:5 ดังนั้นเราจำเป็นต้องปรับตั้งค่าที่ตัวอินเวอร์เตอร์ให้ตรงกับค่าที่เราต้องการใช้ในการทดสอบก่อน จากนั้นจึงทำการหาความเร็วรอบที่เหมาะสมและให้ประสิทธิภาพสูงที่สุด

การทดลองโดยการเปลี่ยนความเร็วรอบของมอเตอร์เกียร์

1. วิธีทำการทดลอง

การเตรียมอุปกรณ์

- ตัวปรับความเร็วรอบ(Inverter)
- เครื่องวัดความเร็วรอบ
- เนื้อมะพร้าวตากแห้งสับละเอียด
- นาฬิกาจับเวลา
- บีกเกอร์วัดปริมาตร

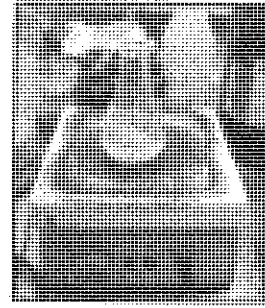
5.1 การทดสอบคุณสมบัติของน้ำมันมะพร้าว

เราจะทดสอบคุณภาพของน้ำมันมะพร้าวที่ได้จากเครื่องบีบเย็นแบบสกรูอัดโดยการหาค่ากรดไขมันอิสระ (Free Fatty acid of Coconut Oil) ได้ด้วยวิธีการไตเตรตเพื่อหาเปอร์เซ็นต์กรดไขมันอิสระ

1. อุปกรณ์ที่ใช้ทำการทดลอง

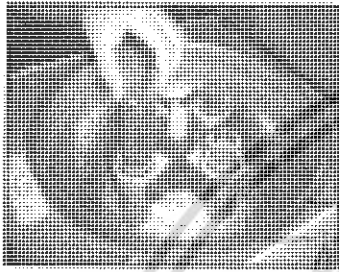
- เครื่องบีบน้ำมันแบบสกรูอัด
- เครื่องปั่นเหวี่ยงเพื่อตกตะกอน(Centrifuge)

- หลอดทดลอง
- เครื่องชั่งสารแบบดิจิตอล
- อุปกรณ์ต้มน้ำมัน เช่น แผ่นเพลตให้ความร้อน
- โซเดียมไฮดรอกไซด์(NaOH) 0.102 โมลาร์
- เอทานอล(C<sub>2</sub>H<sub>5</sub>OH) 20 ml.
- อุปกรณ์ที่ใช้ไตเตรต เช่น ฟีนอล์ฟทาลีน

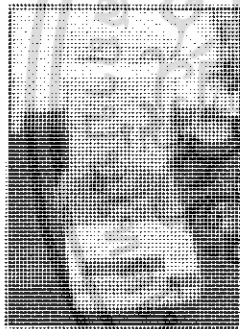


2. ลำดับขั้นตอนการหากรดไขมันอิสระ

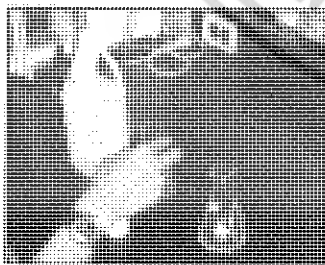
2.1 นำน้ำมันมะพร้าวที่ได้จากการบีบด้วยเครื่องบีบแบบสกรูอัด ปริมาณ 50 ml. มาเข้าเครื่องปั่นเหวี่ยงเพื่อตัดกะทอน(Centrifuge) โดยใช้เวลาในการปั่นเหวี่ยง 60 นาที



2.2 นำน้ำมันมะพร้าวที่ได้จากการแยกกะทอนไปใส่ขวดทดลองโดยใช้ปริมาณน้ำมัน 20 ml.

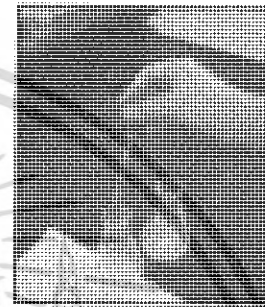


2.3 ใส่เอทานอล(C<sub>2</sub>H<sub>5</sub>OH)ปริมาณ 20 ml. ลงไปในขวดทดลองที่มีน้ำมันมะพร้าว 20 ml.



2.4 นำขวดทดลองที่ผสมน้ำมันมะพร้าวกับเอทานอลไปต้มที่แผ่นเพลตให้ความร้อนจนเดือด

2.5 นำน้ำมันมะพร้าวที่ผสมกับเอทานอลซึ่งได้รับต้มจนเดือดแล้ว รอสักครู่จนเย็นตัวลงเล็กน้อย แล้วจึงหยดฟีนอล์ฟทาลีนจำนวน 4-5 หยด ลงไปในขวดทดลอง



2.6 นำน้ำมันมะพร้าวที่ได้จากขั้นตอนที่ 2.5 ไปทำการไตเตรตด้วยโซเดียมไฮดรอกไซด์(NaOH) 0.102 โมลาร์ จนสีของน้ำมันมะพร้าวในขวดทดลองเปลี่ยนสีเป็นสีชมพูอ่อน จากนั้นอ่านค่าของโซเดียมไฮดรอกไซด์(NaOH)ที่ใช้ ซึ่งอ่านค่าได้ 2.35 ml. บันทึกผล

3. คำนวณหาค่ากรดไขมันอิสระของน้ำมันมะพร้าว (Free Fatty acid of Coconut Oil)

เราจะคำนวณหาค่ากรดไขมันอิสระของน้ำมันมะพร้าว (Free Fatty acid of Coconut Oil) ได้จากสูตร

$$\% \text{ Free Fatty Acid} = \frac{\text{ml. of alkali} \times N \times 25.6}{\text{Weight of oil}}$$

$$\% \text{ Free Fatty Acid} = \frac{\text{Volume of NaOH} \times N \times 25.6}{\text{Weight of oil}}$$

N คือ ค่าความเข้มข้นของสารที่ใช้ในการไตเตรต, โมลาร์

เมื่อเราใช้ปริมาณน้ำมันมะพร้าวในการทดสอบเท่ากับ 20 ml. ปริมาณค่าของโซเดียมไฮดรอกไซด์(NaOH)ที่ใช้ ซึ่งอ่านค่าได้ 2.35 ml.

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

$$\% \text{ Free Fatty Acid} = \frac{2.3 \times 0.102 \times 25.6}{20}$$

$$\% \text{ Free Fatty Acid} = 0.3\%$$

จากผลการทดสอบคุณภาพน้ำมันมะพร้าวซึ่งได้จากการบีบเย็นด้วยวิธีการบีบแบบสกรูอัด เราจะพบว่าน้ำมันมะพร้าวที่ได้นั้นมีการสูญเสียคุณภาพไปเป็นส่วนน้อย จากค่าของ % Free Fatty Acid = 0.3% ซึ่งมีค่าต่ำแสดงถึงคุณภาพของน้ำมันมะพร้าวที่ได้จัดเป็นน้ำมันมะพร้าวคุณภาพดี สามารถนำไปใช้ประโยชน์ได้ เช่น การนำไปสกัดเป็นส่วนผสมของเชื้อเพลิงไบโอดีเซล หรือเป็นส่วนผสมของเครื่องสำอางค์

### 5.2 วิเคราะห์และสรุปผลการทดลอง

จากการศึกษาและวิเคราะห์ลักษณะรวมถึงคุณสมบัติของเนื้อมะพร้าวที่จะนำมาใช้บีบน้ำมันมะพร้าว นั้น เราควรเลือกใช้เนื้อมะพร้าวที่ผ่านการให้ความร้อนโดยการอบที่อุณหภูมิ 50-60 องศาเซลเซียสเป็นเวลา 3-4 ชั่วโมง เพื่อกำจัดปริมาณของน้ำที่ยังเหลืออยู่ในเนื้อมะพร้าว ซึ่งจะทำให้ น้ำมันมะพร้าวที่เราได้จากเครื่องบีบมีความบริสุทธิ์ของน้ำมันสูง

จากการทดลองในขั้นต้นพบว่าการบีบน้ำมันด้วยสกรูอัดนั้นต้องใช้แรงบิดสูง ดังนั้นหากคนและผู้จัดทำจึงเลือกใช้มอเตอร์เกียร์ซึ่งต่อตรงกับเพลาดับด้วยปลั๊ก แทนการใช้การขับเคลื่อนแบบสายพานซึ่งจะสูญเสียกำลังมากกว่า โดยมีข้อสรุปดังนี้

1. การทดลองบีบน้ำมันมะพร้าวที่ความเร็วรอบต่างกันนั้น จะทำให้ได้ความเร็วรอบที่เหมาะสมที่จะใช้ในการบีบอัดเนื้อมะพร้าวสับละเอียดเพื่อให้ได้ปริมาณน้ำมันสูงที่สุดในช่วงเวลาสั้นที่สุด
2. การทดลองหาปริมาณการเกิดกรดไขมันอิสระในน้ำมันมะพร้าวที่ได้จากการบีบเย็น เพื่อหาคุณภาพของน้ำมันที่ได้หลังการบีบ

### 5.3 สรุปผลการทดลอง

จากการทดสอบการบีบน้ำมันด้วยเครื่องบีบน้ำมันแบบสกรูอัด โดยใช้วัตุดิบเป็นเนื้อมะพร้าวอบแห้งสับละเอียดซึ่งเราจะทดสอบที่ความเร็วรอบของสกรูต่างๆและจับเวลาและวัดปริมาณน้ำมันที่บีบได้ในทุกๆ 5 นาทีไปจนกระทั่งครบ 30 นาที พบว่า ที่ความเร็วรอบ 176rpm ได้ปริมาณน้ำมันออกมามากที่สุด รองลงมาคือ 118rpm 60rpm 297rpm และ 236rpm ตามลำดับ และพิจารณาจากกราฟจะพบว่า การทดลองที่บีบน้ำมันที่รอบต่ำๆจะได้ปริมาณน้ำมันเฉลี่ยมากกว่าทดลองที่รอบสูง เป็นผลมาจากเมื่อความเร็วรอบของมอเตอร์สูง จะให้แรงบิดที่ต่ำ แต่เมื่อทำการทดลองที่รอบต่ำเกินไป 60rpm จะเห็นได้ว่าทั้งที่แรงบิดสูงแต่

มีประสิทธิภาพการลำเลียงต่ำก็จะเป็นผลให้ในตอนแรกได้ปริมาณน้ำมันต่ำอย่างเห็นได้ชัด

การทดลองบีบน้ำมันที่รอบสูง ในตอนแรกการลำเลียงดีเกินไป ประกอบกับแรงบิดน้อย ทำให้มะพร้าวที่ใส่ลงไปแรกๆจะไม่เกิดการอื่น จะถูกบีบออกไปทางช่องออกของกากเลย จึงทำให้ปริมาณน้ำมันในหน้าที่แรกๆต่ำ แต่เมื่อทดลองที่ความเร็วรอบสูงถึงจุดหนึ่ง(297rpm) มะพร้าวที่ใส่ลงไปจะถูกบดจนละเอียดเป็นฝอยตั้งแต่ต้นสกรู จึงทำให้บีบน้ำมันออกมาได้ง่าย ปริมาณน้ำมันจึงมากขึ้นมาอีกครั้ง

### 5.4 วิเคราะห์ผลการทดลอง

ผลการทดลองที่เก็บผลได้ อาจมีการผิดพลาดเล็กน้อย เนื่องจากวัตุดิบทั้งหมดไม่ได้บดพร้อมกัน ทำการอบแบ่งเป็นชุดๆ จึงทำให้ปริมาณน้ำมันที่อยู่ในวัตุดิบแตกต่างกันไปเล็กน้อย

### 5.5 ปัญหาที่พบในการทดลอง

1. ช่องทางออกของน้ำมันมีขนาดใหญ่เกินไป ทำให้กากของวัตุดิบบางส่วนได้ถูกบีบอัดปนออกมากับน้ำมัน
2. เกิดการอุดตันของกากที่ถูกบีบอัดแล้ว ในบางส่วนของช่องทางออกของน้ำมัน
3. น้ำมันที่ได้จากการบีบอัดแล้วบางส่วนไหลปนออกมาทางช่องทางออกของกาก
4. ขณะทำการเดินเครื่องบีบน้ำมันที่ความเร็วรอบสูงๆ ตัวสกรูบีบจะมีการส่ายเล็กน้อย ทำให้การบีบน้ำมันทำได้ไม่เต็มประสิทธิภาพ
5. หากเนื้อของวัตุดิบมีเปอร์เซ็นต์ความชื้นสูงเกินไป จะทำให้เนื้อวัตุดิบอัดตัวตามร่องสกรู ส่งผลให้น้ำมันที่บีบได้มีปริมาณน้อย

### 5.6 ข้อเสนอแนะในการปรับปรุงเครื่อง

1. ติดตั้งแผ่นตะแกรงที่มีรูพรุนขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 2-3 มิลลิเมตรเข้าไปภายในปลอกหุ้มสกรูบีบเพื่อช่วยในการกรองกากออกจากน้ำมัน
2. ควรติดตั้งอุปกรณ์ป้องกันอันตรายจากช่องใส่วัตุดิบ
3. หยอดน้ำมันหล่อลื่นที่เบร้งทุกครั้งที่ใช้งาน
4. หลังใช้งานทุกครั้งควรถอดปลอกหุ้มสกรูบีบมาทำความสะอาด เพื่อไม่ให้เกิดการอุดตันของกาก

เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้

**เอกสารอ้างอิง**

[1] Joseph E. Shigley, Charles R. Mischke, Richard G. Budynas, "Mechanical Engineering Design", McGraw Hill 7<sup>th</sup> Edition  
 [2] R.C.HIBBELER, "Mechanics of Materials", 4<sup>th</sup> ed., Prentice Hall, 2000  
 [3] Ademola Oyinlola, "Development of a laboratory model screw press for peanut oil expression", Journal Of Food Engineering, Elsevier, 2004  
 [4] Akitayo B.A. Akiwumi, Michael W. Bassey, "A heat assisted palm oil screw press", Siera Leone  
 [5] วรวิทย์ อึ้งภากรณ์, "การออกแบบเครื่องจักรกล เล่ม 1", ซีเอ็ดดูเคชั่น, 2522  
 [6] ฝ่ายสิ่งแวดล้อม นิเวศวิทยาและพลังงาน, "การผลิตน้ำมันมะพร้าว บีบเย็นคุณภาพสูง", สถาบันวิจัยวิทยาศาสตร์และเทคโนโลยีแห่งประเทศไทย



เอกสารนี้เป็นเอกสารที่สงวนไว้สำหรับการใช้งานเพื่อการศึกษาเท่านั้น ไม่อนุญาตให้นำไปใช้ประโยชน์ด้านการค้า  
 ไม่ว่ากรณีใดๆ ทั้งสิ้น อีกทั้งห้ามมิให้ดัดแปลงเนื้อหา และต้องอ้างอิงถึงเจ้าของเอกสารทุกครั้งที่มีการนำไปใช้