

1.1 ที่มาและความสำคัญของปัญหา

การอบแห้งเป็นวิทยาการแปรรูปผลิตผลทางการเกษตรแขนงหนึ่งที่อยู่กันมานาน และเทคโนโลยีการอบแห้งในปัจจุบันมีหลายวิธี เช่น การอบแห้งโดยใช้ลมร้อน การอบแห้งโดยใช้แสงอาทิตย์ (การตากแดด) การอบแห้งระบบสุญญากาศ เป็นต้น แต่วิธีการที่แพร่หลายที่สุดก็คือ การอบแห้งโดยใช้ลมร้อน ซึ่งได้จากการสันดาปของเชื้อเพลิงหรือขดลวดไฟฟ้า โดยลมร้อนที่ได้จะเข้าห้องอบแห้งเพื่อถ่ายเทความร้อนและความชื้นจากผลิตภัณฑ์แล้วนำออกไปสู่บรรยากาศ ซึ่งทำให้เกิดความสูญเสียพลังงานและคุณค่าของผลิตภัณฑ์บางชนิดที่อยู่ในรูปของกลิ่น ไปกับความชื้นของผลิตภัณฑ์นั้นๆ

ดังนั้นจึงได้มีการคิดค้นและสร้างเครื่องอบแห้งบีบความร้อน เนื่องจากอากาศที่อบแห้งมีความชื้นสัมพัทธ์ต่ำทำให้น้ำระเหยได้ง่าย และอุณหภูมิในห้องอบแห้งไม่สูงมากนัก ทำให้ช่วยรักษาสีและกลิ่นของผลิตภัณฑ์ไว้ได้ รวมไปถึงมีประสิทธิภาพในการใช้พลังงานที่สูงกว่าแบบลมร้อน ซึ่งเครื่องอบแห้งแบบนี้มีการใช้งานและรู้จักเป็นอย่างดีในต่างประเทศ แต่ในประเทศไทยยังถือว่าอยู่ในขั้นการวิจัยและพัฒนาเนื่องจากค่าลงทุนค่อนข้างสูง ดังนั้นผู้วิจัยจึงมีความสนใจที่จะศึกษาการอบแห้งสมุนไพรด้วยเครื่องอบแห้งแบบบีบความร้อน เนื่องจากสมุนไพรอบแห้งจะเน้นสีและกลิ่นให้ใกล้เคียงก่อนอบ อีกทั้งยังไม่มีการศึกษาหาสภาวะที่เหมาะสมสำหรับอบแห้งสมุนไพรด้วยบีบความร้อน จึงเป็นจุดที่น่าสนใจที่จะศึกษาสมรรถนะการอบแห้งสมุนไพรด้วยเครื่องอบแห้งแบบบีบความร้อน และความเป็นไปได้เชิงเศรษฐศาสตร์ในการอบแห้งสมุนไพรด้วยเครื่องอบแห้งแบบบีบความร้อน เพื่อที่จะได้ทราบข้อมูลในการพัฒนาการอบแห้งสมุนไพรเป็นอุตสาหกรรมในอนาคตต่อไป

1.2 สรุปสาระสำคัญจากเอกสารที่เกี่ยวข้อง

สมชาติ โสภณรณฤทธิ และคณะ (2542) ได้ศึกษาการอบแห้งโดยใช้ปั๊มความร้อนในระดับอุตสาหกรรมโดยประเมินสมรรถนะเพื่อใช้เป็นเครื่องต้นแบบในระดับอุตสาหกรรม โดยห้องอบแห้งบรรจุถั่วขึ้น 4 คันรวมน้ำหนักผลิตภัณฑ์ 600-700 kg ทำการทดลองแบบระบบปิด เพื่ออบแห้งมะละกอแช่แอมโมเนียมไฮดรอกไซด์แห้งเฉลี่ย 55°C อัตราการไหลเชิงมวลจำเพาะของอากาศ $25\text{-}32 \text{ kg}_{\text{dry air}} / \text{h} - \text{kg}_{\text{dry product}}$ สัดส่วนอากาศข้ามเครื่องทำระเหย 81% โดยทำการอบแห้งจากความชื้นเริ่มต้น 83-86%db. จนเหลือความชื้นสุดท้าย 12-11%db. ใช้เวลาอบแห้งประมาณ 32 ชั่วโมง พบว่าอัตราการอบแห้ง และ อัตราการระเหยน้ำจำเพาะ (SMER) เฉลี่ยสูงสุดคือ $9.34 \text{ kg}_{\text{water evaporated}} / \text{h}$ และ $0.732 \text{ kg}_{\text{water evaporated}} / \text{kW} - \text{h}$ ตามลำดับ อัตราการดึงน้ำออกที่เครื่องทำระเหย เฉลี่ยสูงสุดเท่ากับ $8.59 \text{ kg}_{\text{water condensed}} / \text{h}$ ความสิ้นเปลืองพลังงานจำเพาะเฉลี่ยต่ำสุดเท่ากับ $4.92 \text{ MJ} / \text{kg}_{\text{water evaporated}}$ COP_{sys} มีค่าระหว่าง 4.1-4.7 ขณะที่ COP_{use} มีค่าระหว่าง 3.0-3.8 และประเมินค่าใช้จ่ายในการอบแห้งทั้งหมดเท่ากับ $6.43 \text{ baht} / \text{kg}_{\text{water evap}}$ โดยแบ่งออกเป็น ค่าใช้จ่ายได้พลังงาน $2.73 \text{ baht} / \text{kg}_{\text{water evap}}$ ค่าใช้จ่ายด้านบำรุงรักษา $0.55 \text{ baht} / \text{kg}_{\text{water evap}}$ และ ค่าใช้จ่ายในการสร้างเครื่องอบแห้ง $3.15 \text{ baht} / \text{kg}_{\text{water evap}}$ ซึ่งสรุปโดยรวมว่าการใช้ปั๊มความร้อนร่วมกับเครื่องอบแห้งมีโอกาสนำมาใช้ในเชิงพาณิชย์โดยเฉพาะอุตสาหกรรมอบแห้งอาหาร

Acharyaviriya and Soponronnarit (1998) ได้สร้างแบบจำลองทางคณิตศาสตร์สำหรับเครื่องอบแห้งแบบปั๊มความร้อน โดยศึกษาสมรรถนะเครื่องอบแห้งที่เป็นระบบเปิด ระบบปิด และระบบบางส่วน โดยใช้มะละกอแช่แอมโมเนียมไฮดรอกไซด์เป็นวัสดุทดสอบ ซึ่งพิจารณาถึง อัตราการระเหยน้ำจำเพาะ และอัตราการอบแห้งโดยทำการศึกษาตัวแปรคือ สภาวะอากาศแวดล้อม สัดส่วนข้ามเครื่องทำระเหย อัตราการไหลเชิงมวล และอุณหภูมิอบแห้ง พบว่า ในระบบปิด อัตราการระเหยน้ำจำเพาะจะมีค่าเพิ่มขึ้นตามอุณหภูมิอบแห้ง และสัดส่วนข้ามเครื่องทำระเหยเมื่อสัดส่วนข้ามเครื่องทำระเหยเพิ่ม อัตราการระเหยน้ำจำเพาะจะมีค่าลดลง และจากแบบจำลองพบว่าสัดส่วนข้ามเครื่องทำระเหยที่ดีที่สุดคือ 75% โดยมีค่าอัตราการระเหยน้ำจำเพาะ $0.42 \text{ kg}_{\text{water evap}} / \text{kW} - \text{h}$

วารสาร รัตตนิพนธ์ และคณะ (2542) ได้พัฒนาแบบจำลองทางคณิตศาสตร์สำหรับการอบแห้งมะละกอแช่เย็นใช้ป้อนความร้อน โดยใช้อัตราการไหลเฉพาะของอากาศ $29.8 \text{ kg}_{\text{dry air}} / \text{h} - \text{kg}_{\text{dry product}}$ และเปลี่ยนปริมาณมะละกอแช่เย็น 3 ค่า คือ 56.5, 80.1 และ 101.1 kg พบว่าสัดส่วนข้ามเครื่องทำระเหยที่เหมาะสมอยู่ที่ 90, 88 และ 86% ตามลำดับเนื่องจากสัดส่วนข้ามเครื่องทำระเหยที่สูงขึ้นจะสามารถกำจัดความชื้นออกจากกระแสอากาศได้มากขึ้น แต่เมื่อสัดส่วนข้ามเครื่องทำระเหยมีค่าสูงหรือต่ำกว่าค่าที่กล่าวมาข้างต้นไม่ทำให้ประหยัดพลังงานหรือเวลาอบแห้งลดลงเพราะเมื่อสัดส่วนอากาศข้ามเครื่องทำระเหยมีค่าลดลงหมายถึงปริมาณอากาศที่ไปผ่านเครื่องทำระเหยเพิ่มขึ้น ทำให้เครื่องทำระเหยมีภาระมากขึ้น การกำจัดความชื้นออกจากอากาศทำได้ไม่ดีทำให้อากาศคงมีความชื้นสูงทำให้ใช้เวลาอบแห้งนาน ส่งผลให้ค่าความสิ้นเปลืองพลังงานจำเพาะสูงขึ้น ในทางตรงกันข้ามเมื่อปรับสัดส่วนอากาศข้ามเครื่องทำระเหยเพิ่มขึ้นทำให้ความสิ้นเปลืองพลังงานจำเพาะสูงขึ้นเช่นเดียวกัน เพราะอากาศที่ผ่านเครื่องทำระเหยมีปริมาณน้อย การกำจัดความชื้นออกจากอากาศก็มีค่าน้อยตาม ผลที่ตามมาคือเมื่อนำไปผสมกับอากาศส่วนใหญ่ซึ่งมีความชื้นสูงอยู่ทำให้ใช้เวลาการอบแห้งยาวนานขึ้น จึงมีค่าความสิ้นเปลืองพลังงานสูงเช่นกัน เมื่อพิจารณาอุณหภูมิอบแห้ง พบว่าเมื่ออุณหภูมิสูงขึ้นเวลาการอบแห้งจะสั้นลง และค่าความสิ้นเปลืองพลังงานจะมีค่าต่ำลงด้วย เนื่องจากอุณหภูมิอบแห้งที่สูงขึ้นส่งผลให้ความชื้นสัมพัทธ์ต่ำทำให้ดูดความชื้นจากผลิตภัณฑ์ได้ดีจึงสามารถลดความชื้นของมะละกอแช่เย็นได้เร็ว และมีความสิ้นเปลืองพลังงานต่ำโดยอุณหภูมิที่เหมาะสมอยู่ที่ 50°C

สมชาติ โสภณธนฤทธิ และคณะ (2541) ได้ศึกษาการอบแห้งผลไม้โดยใช้ป้อนความร้อน โดยทำการออกแบบ สร้าง ประเมินสมรรถนะของเครื่องอบแห้ง และวิเคราะห์ค่าใช้จ่าย เครื่องอบแห้งบรรจุผลิตภัณฑ์ได้ 12 ถาด น้ำหนักรวม 100- 132 kg ทำการทดลองแบบระบบปิด อุณหภูมิอบแห้ง 50°C สัดส่วนข้ามเครื่องทำระเหย 63 % อัตราการไหลเชิงมวลของอากาศ $0.45 \text{ kg}_{\text{dry air}} / \text{s}$ อบแห้งมะละกอแช่เย็นที่ความชื้นเริ่มต้น 74 %db. จนเหลือความชื้นสุดท้าย 23%db. พบว่า ใช้เวลาอบแห้งทั้งหมด 80 ชั่วโมง อัตราการอบแห้ง $0.686 \text{ kg}_{\text{water}} / \text{h}$ ความสิ้นเปลืองพลังงานจำเพาะ $9.93 \text{ MJ} / \text{kg}_{\text{water evap}}$ หรืออัตราการระเหยน้ำจำเพาะ $0.363 \text{ kg}_{\text{water evap}} / \text{kW} - \text{h}$ ที่อัตราการไหลเฉพาะของอากาศ $21.42 \text{ kg}_{\text{dry air}} / \text{h} - \text{kg}_{\text{dry product}}$ สัมประสิทธิ์สมรรถนะระบบป้อนความร้อน(COP) มีค่าระหว่าง 3.71-3.85 คุณภาพมะละกอแช่เย็นอบแห้งมีสีส้มปนแดง และจากการประเมินค่าใช้จ่ายในการอบแห้งโดยคิดที่ระยะเวลาโครงการ 10 ปี พบว่า ต้นทุนการอบแห้งเท่ากับ $12.8 \text{ baht} / \text{kg}_{\text{water evap}}$ โดยแยกออกเป็น ค่าใช้จ่ายด้านพลังงาน $5.3 \text{ baht} / \text{kg}_{\text{water evap}}$

ค่าใช้จ่ายด้านบำรุงรักษา 1.4 baht/kg_{water evap} และค่าใช้จ่ายในการสร้างเครื่องอบแห้ง 6.1 baht/kg_{water evap}

อาทิศย์ โครตสาร (2543) ทำการประเมินสมรรถนะของเครื่องอบแห้งแบบปั๊มความร้อน ระดับอุตสาหกรรมที่ใช้งานจริง 2 เครื่อง โดยอบแห้งเมล็ดพันธุ์ข้าว บรรจุผลิตภัณฑ์ในช่วง 4,922-8,250 kg อบแห้งจากความชื้น 13.5-15.4% wb. เหลือ 11.2-12.7%wb. เครื่องอบแห้งทำงานโดยใช้ระบบเปิด ผลการประเมินพบว่า ค่าอัตราการอบแห้งเฉลี่ยอยู่ในช่วง 13.7-25 kg_{water evaporated} /h ค่าอัตราการดึงน้ำออก เฉลี่ยอยู่ในช่วง 1.86-7.79 kg_{water condensed} /h ค่าความสิ้นเปลืองพลังงานจำเพาะอยู่ในช่วง 1.93-3.60 MJ/kg_{water evaporated} ค่า COP เฉลี่ยอยู่ในช่วง 5.46-6.99 ความร้อนที่ผลิตได้นำมาใช้ประโยชน์จริงเฉลี่ยอยู่ในช่วง 91.5-100% และพบว่าสถานะของอากาศแวดล้อมมีอิทธิพลต่อสมรรถนะของเครื่องอบแห้ง โดย อุณหภูมิมีผลต่อค่า COP มากกว่าความชื้นสัมพัทธ์

อำไพศักดิ์ ทิบุญมา และคณะ (2545) ศึกษาการหาค่าที่เหมาะสมที่สุดของเครื่องอบแห้งผลไม้ด้วยปั๊มความร้อน ซึ่งปัจจัยที่สำคัญในการหาค่าที่เหมาะสมที่สุด ได้แก่ สัดส่วนการนำอากาศกลับมาใช้อีก สัดส่วนอากาศที่ไม่ผ่านเครื่องระเหย อัตราการไหลอากาศ และอุณหภูมิอบแห้ง ซึ่งในงานวิจัยนี้ได้พัฒนาแบบจำลองการอบแห้งของมะละกอและมะม่วงเชื่อมด้วยปั๊มความร้อน โดยทดสอบความถูกต้องกับผลการทดลอง เกณฑ์ที่ใช้ในการหาสถานะที่เหมาะสม คือ ต้นทุนทั้งหมดต่อกิโลกรัมน้ำระเหยรายปี ผลลัพธ์จากแบบจำลองสามารถสรุปได้ว่า สถานะที่เหมาะสมที่สุดของการอบแห้งมะละกอเชื่อม คือ สัดส่วนการนำอากาศกลับมาใช้อีก 100% สัดส่วนอากาศข้ามเครื่องทำระเหย 69% อัตราการไหลอากาศจำเพาะ 20.72 kg_{dry air}/kg_{dry solid} และอุณหภูมิอบแห้ง 55 °C สถานะที่เหมาะสมที่สุดของการอบแห้งมะม่วงเชื่อม คือ สัดส่วนการนำอากาศกลับมาใช้อีก 100% สถานะที่ สัดส่วนอากาศข้ามเครื่องทำระเหย 71% อัตราการไหลอากาศจำเพาะ 30.88 kg_{dry air}/kg_{dry solid} และอุณหภูมิอบแห้ง 55 °C

เหมือนจิต แจ่มศิลป์ (2547) ได้ศึกษาสถานะการทำงานที่เหมาะสมที่สุดของเครื่องอบแห้งมะละกอเชื่อมแบบปั๊มความร้อน สารทำงานที่ใช้ คือ R-22 โดยใช้แบบจำลองทางคณิตศาสตร์ในการวิเคราะห์ ซึ่งระบบอบแห้งที่ทำการศึกษแบ่งออกเป็น 3 ระบบ คือ ระบบปิด ระบบเปิด และระบบปิดบางส่วน เกณฑ์ในการพิจารณาใช้สมรรถนะของการอบแห้ง คือ เวลาที่ใช้อบแห้ง อัตราการอบแห้ง และอัตราการระเหยจำเพาะ พบว่าเครื่องอบแห้งปั๊มความร้อนระบบอบแห้งแบบปิดเป็นระบบที่ให้สมรรถนะสูงที่สุด โดยสถานะที่เหมาะสมที่สุด คือ อุณหภูมิของอากาศที่ใช้ออบแห้ง 55 °C อัตราการไหลของอากาศ 1400 kg_{dry air}/h และสัดส่วนของอากาศข้าม

เครื่องทำระเหย 70% โดยใช้เวลาการอบแห้ง 34.8 ชั่วโมง อัตราการอบแห้ง $0.451 \text{ kg}_{\text{water}}/\text{h}$ และ อัตราการระเหยจำเพาะ $0.295 \text{ kg}_{\text{water}}/\text{kW} - \text{h}$

ศิริชัย สายอ้าย (2547) ได้ออกแบบ สร้างและทดสอบสมรรถนะเครื่องอบแห้งโดยใช้ปั๊ม ความร้อนที่เหมาะสมกับอุตสาหกรรมขนาดเล็ก ให้มีความสามารถในการอบแห้งข้าวแต๋นเปียกครั้ง ละ 50 kg ในส่วนของห้องอบแห้งสามารถบรรจุถาดจำนวน 12 ถาด ระบบปั๊มความร้อนขนาด 9,000 BTU/h ใช้สารทำความเย็น R-22 มีอัตราการไหลเชิงมวลของอากาศ 0.512 kg/s ทำการ ทดลองแบบระบบปิด โดยทำการทดลองปรับสัดส่วนอากาศข้ามเครื่องทำระเหย 4 ระดับ 0, 25, 50, และ 75 % ความชื้นเริ่มต้นของข้าวแต๋นเปียกประมาณ 81% db. ใช้เวลาอบแห้ง 8 ชั่วโมง พบว่า ค่า สัมประสิทธิ์สมรรถนะระบบปั๊มความร้อนเท่ากับ 4.43, 4.44, 4.43 และ 3.66 อัตราการอบแห้งเฉลี่ย เท่ากับ 2.19, 2.39, 2.29 และ $2.30 \text{ kg}_{\text{water}}/\text{h}$ อัตราการดึงน้ำออกเฉลี่ย เท่ากับ 1.59, 1.59, 1.52 และ $1.26 \text{ kg}_{\text{water}}/\text{h}$ เมื่อทำการวิเคราะห์ผลเชิงเศรษฐศาสตร์ พบว่า ระยะคืนทุน 1.38 ปี อัตรา ผลตอบแทนการลงทุน 66.85 % ซึ่งคุ้มค่าต่อการลงทุนในเชิงพาณิชย์ของกลุ่มเกษตรกร

ไพโรจน์ จันทร์แก้ว (2548) ได้ทำการศึกษาและออกแบบเครื่องอบแห้งแบบปั๊มความร้อน สำหรับลำไยเฉพาะเนื้อ ที่ไม่ต้องมีเครื่องควบแน่นตัวนอกในการระบายความร้อนส่วนเกิน แต่ใช้ อินเวอร์เตอร์ควบคุมความถี่ของกระแสไฟฟ้า เพื่อปรับรอบของมอเตอร์ที่ใช้ขับเครื่องอัด เพื่อ ควบคุมอุณหภูมิก่อนเข้าห้องอบแห้งให้คงที่ พบว่าเครื่องอบแห้งแบบปั๊มความร้อนสำหรับลำไย เฉพาะเนื้อ ประกอบด้วยห้องอบแห้งขนาด $0.4 \times 0.5 \times 0.4 \text{ m}^3$ ที่สามารถบรรจุลำไยเฉพาะเนื้อได้ จำนวน 10 ถาด (น้ำหนักลำไยเฉพาะเนื้อ 7.7-9 kg) ใช้ปั๊มความร้อนขนาด 1 ตันความเย็น และสาร ทำงานคือ R-134a ควบคุมอุณหภูมิอบแห้งโดยการปรับความเร็วรอบมอเตอร์ที่ใช้ขับเครื่องอัด และมีพัดลมแบบแรงเหวี่ยงชนิดใบพัด โคน้ำขับด้วยมอเตอร์ขนาด 1/4 แรงม้า ในส่วนการ ทดสอบทำการทดลองอบแห้งวงจรรอากาศแบบปิด อุณหภูมิอบแห้ง 55°C ความเร็วก่อนเข้าห้อง อบแห้ง 0.7 m/s โดยใช้สัดส่วนอากาศข้ามเครื่องทำระเหย 60%, 70% และ 80 % ลำไยเฉพาะเนื้อมี ความชื้นเริ่มต้น 55.1-65.8 %db. อบแห้งจนมีความชื้นสุดท้าย 18 %db. พบว่าสัดส่วนอากาศข้าม เครื่องทำระเหย 60% ให้สมรรถนะดีที่สุด ใช้เวลาอบแห้ง 24 ชั่วโมง อัตราการอบแห้งเฉลี่ย $0.263 \text{ kg}_{\text{water}}/\text{h}$ การระเหยจำเพาะเฉลี่ย $0.302 \text{ kg}_{\text{water}}/\text{kW} - \text{h}$ ค่าสัมประสิทธิ์สมรรถนะของระบบ ปั๊มความร้อนที่คำนวณจากวงจรสารทำงานเฉลี่ย 7.096 ในการศึกษาคุณภาพของเนื้อลำไยหลัง การอบแห้งซึ่งใช้สีเป็นบรรทัดฐานพบว่าผลิตภัณฑ์ที่ได้มีสีเหลืองทอง และผลจากการจำลองทาง คณิตศาสตร์สามารถใช้ทำนายได้ดีสอดคล้องกับผลของการทดลอง

Oktay Zuhail and Arif Hepbosil (2003) ทำการทดสอบเครื่องอบแห้งโดยใช้ปั๊มความร้อนร่วมกับตัวเปิดทางกล ซึ่งได้ศึกษาเครื่องอบแห้งในห้องทดลองด้านพลังงาน ที่ประเทศตุรกี ทำการอบแห้งเส้นใยจากขนแกะเปียก (Wet wool) ที่อุณหภูมิ 60°C ใช้สารทำความเย็น R-22 เครื่องอัดไอขนาด 0.736 kW อากาศภายนอกที่เข้าสู่เครื่องอบแห้งมีสภาวะ $15-20^{\circ}\text{C}$ และ $\text{RH} = 60\%$ ในการทดลองทำการศึกษาอัตราการไหลของอากาศ อยู่ในช่วง ตั้งแต่ $0.78-1.50\text{ kg/m}^2 \cdot \text{s}$ และ RC ระหว่าง $20\%-80\%$ พบว่าทั้ง สัมประสิทธิ์สมรรถนะของระบบปั๊มความร้อน และ อัตราการระเหยน้ำจำเพาะ ของทั้งระบบจะเพิ่มขึ้นเมื่อให้อากาศผ่านเข้าสู่เครื่องทำระเหยมากขึ้น โดยได้สัมประสิทธิ์สมรรถนะของระบบปั๊มความร้อน อยู่ระหว่าง $2-3.5$ ขณะที่ อัตราการระเหยน้ำจำเพาะ อยู่ระหว่าง $1.5-2.8\text{ kg water evaporated / kW} \cdot \text{h}$

Pendyala V. Rao et al.(1986) ทำการศึกษาความเป็นไปได้เชิงเศรษฐศาสตร์ของระบบปั๊มความร้อนช่วยในระบบอบแห้ง โดยใช้สภาวะการในประเทศอินเดียในการกำหนดต้นทุน ซึ่งในการคำนวณกำหนดให้ อัตราการอบแห้ง 200 kg/h เวลาที่ใช้เครื่องอบแห้ง 7200 h/year ราคาค่าไฟฟ้า $0.6\text{ Rs/kW} \cdot \text{h}$ อุณหภูมิอบแห้งเมื่อใช้ R-12 50°C และ 90°C เมื่อใช้ R-114 ความชื้นสัมพัทธ์ 60% พบว่า อัตราต้นทุนของเครื่องอบแห้งแบบปั๊มความร้อนที่ใช้สารทำงาน R-12 จะคืนทุนภายใน 2.5 ปี และระบบที่ใช้สารทำงาน R-114 จะคืนทุนภายใน 2.2 ปี และถ้าสัมประสิทธิ์สมรรถนะปั๊มความร้อนดีกว่า 0.55 จะทำให้อัตราคืนทุนน้อยกว่า 3 ปี

จากการศึกษางานวิจัยต่างๆที่ผ่านมาสามารถกล่าวได้ว่าการอบแห้งด้วยเครื่องอบแห้งแบบปั๊มความร้อนมีจุดเด่นที่สามารถใช้พลังงานได้อย่างมีประสิทธิภาพสูง เนื่องจากแทนที่อากาศร้อนขึ้นหลังการอบแห้งจะถูกปล่อยทิ้งสู่บรรยากาศเหมือนเครื่องอบแห้งทั่วไป แต่สามารถดึงกลับคืนเข้าสู่ระบบที่เครื่องทำระเหย ขณะเดียวกันก็ดึงน้ำออกจากอากาศร้อนขึ้น รวมไปถึงรักษาคุณสมบัติทางกายภาพด้านสี และกลิ่นอยู่ในเกณฑ์ที่ดีมาก เนื่องจากการอบแห้งเป็นระบบปิดและใช้อุณหภูมิอบแห้งต่ำถึงปานกลาง ซึ่งเหมาะกับผลิตภัณฑ์ทางการเกษตรที่เน้นคุณภาพด้านสี และกลิ่นให้ใกล้เคียงของสดมากที่สุด เช่น ผลผลิตทางการเกษตร กลุ่มสมุนไพรอบแห้ง เป็นต้น

1.3 วัตถุประสงค์ของงานวิจัย

1.3.1 เพื่อศึกษาอิทธิพลของอุณหภูมิ และสัดส่วนอากาศข้ามเครื่องทำระเหยที่มีผลต่อสมรรถนะการอบแห้งสมุนไพรด้วยเครื่องอบแห้งปั๊มความร้อน

1.3.2 เพื่อศึกษาความเป็นไปได้เชิงเศรษฐศาสตร์ของการอบแห้งสมุนไพรด้วยเครื่องอบแห้งแบบปั๊มความร้อน

1.4 ประโยชน์ที่คาดว่าจะได้รับ

- 1.4.1 ทำให้ทราบถึงสมรรถนะการอบแห้งสมุนไพรโดยใช้เครื่องอบแห้งแบบปั๊มความร้อน
- 1.4.2 ทำให้ทราบสถานะที่เหมาะสมในการอบแห้งสมุนไพรโดยใช้เครื่องอบแห้งแบบปั๊มความร้อน
- 1.4.3 ทำให้ได้ข้อมูลเพื่อเป็นแนวทางในการปรับปรุงพัฒนาเครื่องอบแห้งแบบปั๊มความร้อน

1.5 ขอบเขตการศึกษา

- 1.5.1 ใช้ใบมะกรูดเป็นวัสดุทดลองในการศึกษาอิทธิพลของอุณหภูมิ และสัดส่วนขี้มเครื่องทำระเหยที่มีผลต่อสมรรถนะการอบแห้ง
- 1.5.2 ใช้ข้อมูลของการอบแห้งใบมะกรูด ใบกระเพรา และใบโหระพาในการศึกษาความเป็นไปได้เชิงเศรษฐศาสตร์ของการอบแห้งสมุนไพรด้วยเครื่องอบแห้งแบบปั๊มความร้อนขนาด 2 กิโลวัตต์
- 1.5.3 ศึกษาอิทธิพลของอุณหภูมิมอบแห้งในช่วง $45-50^{\circ}\text{C}$
- 1.5.4 ศึกษาอิทธิพลของสัดส่วนอากาศขี้มเครื่องทำระเหยในช่วง 60-80%
- 1.5.5 เปรียบเทียบความสมรรถนะการอบแห้งสมุนไพรด้วยเครื่องอบแห้งแบบปั๊มความร้อนที่ใช้การควบคุมอุณหภูมิโดยใช้เครื่องควบแน่นตัวนอกระบายความร้อน กับใช้อินเวอร์เตอร์ปรับรอบของมอเตอร์ขับเคลื่อนเครื่องอัดไอที่อัตราการไหลจำเพาะของอากาศในช่วง 450-600 $\text{kg dry air / kg dry product - h}$
- 1.5.5 ประเมินสมรรถนะการอบแห้งสมุนไพรด้วยเครื่องอบแห้งแบบปั๊มความร้อนพิจารณาจาก
 - ก. อัตราการอบแห้ง (Drying Rate, DR)
 - ข. ค่าอัตราการระเหยน้ำจำเพาะ (Specific Moisture Extraction Rate, SMER)
 - ค. ค่าสัมประสิทธิ์สมรรถนะของระบบปั๊มความร้อน (Coefficient of Performance of Heat Pump, COP)