

ออกแบบและพัฒนาเครื่องปลิดหัวมันสำปะหลัง

Design and Development of Cassava Root Plucking Out Machine

ศักดิ์ชัย อารสาวงศ์¹ วุฒิพูล จันทร์สารคู¹ อนุชิต ชาลีสิงห์² ประสาท แสงพันธุ์ดี³ และสุพัตรา ชาวกองจก.⁴
Sakchai Arsawang¹, Wuttiphol Chansrakoo¹, Anuchit Chamsing², Prasat Sangphanta³ and Supatra Chawkongchak⁴

Abstract

This research aimed to solve the shortage of man power for pluck out of cassava roots after digged and stacked the cassava rhizomes together. The developed prototype used a 5 hp, small gasoline engine to drive the couple rhizome feeder chains and the four circular saw blades through the wedge belts. The 7 inches diameter and 60 teeth saw blades were mounted above the feeder chains. The front and the back blades were placed in the horizontal and the next two blades were placed vertically. The gap of the vertical blades could adjust due to the cassava stem diameters because the left saw blade was mounted on the adjustable frame. When operated the machine the rhizomes were flipped over and placed into feeder chains. The prototype machine worked properly when the engine run at 2,300 rpm., the speed of feeder chains and the four saw blades were 0.08 and 21.4 meters per second respectively. The results showed that the working capacity was 703 kg per hour, the loss of cassava roots was 0.81 %, contamination of stem in casava 1.28 % and fuel cost was 194 baht per rai.

Keywords: cassava, pluck out, rhizome

บทคัดย่อ

งานวิจัยนี้มุ่งแก้ปัญหาการขาดแคลนแรงงานในการปลิดหัวมันสำปะหลังจากการเห็นด้วยกันของผู้ผลิตและรวมกองเห็นด้วยกันสำปะหลังไว้ เครื่องต้นแบบที่พัฒนาขึ้นใช้เครื่องยนต์เบนซินเด็กขนาด 5 แรงม้า สองกำลังผ่านสายพานแบบบิลิ่มเพื่อขับดูดโซล์ฟ์บอนเนจหัวส่องดูด และดูดใบเลือยวงเดือนจำนวน 4 ใบ ใบเลือยมีเส้นผ่านศูนย์กลาง 7 นิ้ว ขนาด 60 พื้น ติดตั้งเหนือดูดโซล์ฟ์บอนน์ ใบเลือยหัวและใบเลือยดูดตั้งในแนวระดับ อีกสองใบติดตั้งในแนวตั้งในระหว่างใบหัวและใบหลัง โดยสามารถปรับระยะห่างระหว่างใบเลือยทั้งสองได้เนื่องจากใบเลือยด้านข้างยึดกับโครงที่เลื่อนเข้าออกได้ตามขนาดเด่นผ่านศูนย์กลางเห็นด้วยมัน ขณะทำงานเห็นด้วยกันโดยการค่าว่าเห็นด้วยและวางแผนบนดูดโซล์ฟ์บอนน์ เครื่องต้นแบบทำงานได้เหมาะสมเมื่อเครื่องยนต์ทำงานที่ 2,300 รอบต่อนาที ความเร็วดูดโซล์ฟ์บอนน์ที่ 0.08 เมตรต่อวินาที และความเร็วเชิงเส้นเฉลี่ยของใบเลือยทั้งสี่ใบที่ 21.4 เมตรต่อวินาที สามารถปลิดหัวมันได้ 703 กิโลกรัมต่อชั่วโมง หัวมันสูญเสียร้อยละ 0.81 มีเห็นด้วยกันปันกับหัวมันร้อยละ 1.28 และค่าใช้จ่ายเชื้อเพลิง 194 บาทต่อไร่

คำสำคัญ: มันสำปะหลัง, ปลิด, เห็นด้วย

คำนำ

ประเทศไทยผลิตมันสำปะหลังเป็นอันดับ 4 ของโลก และเป็นผู้ส่งออกอันดับ 1 ของโลก ทำรายได้เข้าประเทศปีละประมาณ 2 หมื่นล้านบาท (สำนักงานเศรษฐกิจการเกษตร, 2551) การเก็บเกี่ยวมีผลกระทบโดยตรงต่อความสูญเสีย ความเสียหาย และคุณภาพของผลผลิต หากทำการดูดแล้วหากไม่ได้รับการแปรรูปภายใน 2 วัน คุณภาพจะลดอย่างมาก (Thanth, 1997; พร้อมพรมณ, 2549) การเก็บเกี่ยวเมล็ดสัดส่วนการลงทุนสูงสุด (27 %) รองลงมาได้แก่ ค่าปุ๋ย (18 %) ค่าเตี๊ยมดิน (17 %) ค่ากำจัดวัชพืช (16 %) ค่าขนส่ง (13 %) ค่าท่อนพันธุ์และแรงงานปลูก (7 %) (สุรพงษ์ และคณะ, 2550) โดยค่าจ้างแรงงาน เป็นสัดส่วนค่าใช้จ่ายสูงสุดในขั้นตอนการเก็บเกี่ยว (Anuchit, 2007) สถาบันวิจัยเกษตรทรัพยากรร่วมได้มีการวิจัยและพัฒนาเครื่องดูดมันสำปะหลังแบบไดหัวหมู เครื่องดูดและเก็บมันสำปะหลัง และเครื่องมือปลิดหัวมันสำปะหลังออกจากเห็นด้วย (อนุชิต

¹ ศูนย์วิจัยเกษตรทรัพยากรร่วมของสถาบันวิจัยเกษตรทรัพยากรร่วม กรมวิชาการเกษตร

¹ Khon Kaen Agricultural Engineering Research Center, Agricultural Engineering Research Institute

² กลุ่มวิจัยวิศวกรรมหลังการเก็บเกี่ยว สถาบันวิจัยเกษตรทรัพยากรร่วม กรมวิชาการเกษตร

² Postharvest Engineering Research Group Agricultural Engineering Research Institute

³ กลุ่มวิจัยวิศวกรรมผลิตพืช สถาบันวิจัยเกษตรทรัพยากรร่วม กรมวิชาการเกษตร

³ Plant Production Engineering Research Group, Agricultural Engineering Research Institute

⁴ ศูนย์วิจัยและพัฒนาการเกษตรพื้นเมือง สำนักวิจัยและพัฒนาการเกษตรเขต 3 กรมวิชาการเกษตร

⁴ Kalasin Agricultural Research and Development Center, office of Agricultural Research and Development 3

และคณ., 2553) นอกจากนี้ยังมีเครื่องปลิดหัวมันสำปะหลังที่พัฒนาโดยมหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลรัตนบุรี (จตุรังค์ และ คณ., 2555) และเครื่องเก็บเกี่ยวมันสำปะหลังให้สามารถปลิดหัวมันออกจากเหง้าภายในห้องการชุดขึ้นมาจากดิน (พยุงศักดิ์ และ คณ., 2557) ซึ่งมีความก้าวหน้าไปในระดับหนึ่งแล้ว แต่ยังไม่มีการผลิตเชิงพาณิชย์ ดังนั้นขั้นตอนการปลิดหัวมันสำปะหลัง ออกจากเหง้าจำเป็นต้องมีการวิจัยและพัฒนาเครื่องมือทุนแรก เพื่อการสนับสนุนการแก้ปัญหาในระบบการเก็บเกี่ยวมันสำปะหลัง การทดลองนี้จึงมีวัตถุประสงค์เพื่อออกแบบและพัฒนาเครื่องปลิดหัวมันสำปะหลังออกจากเหง้าหลังจากการชุดและเก็บรวมกองไว้ในแปลงแล้ว โดยคาดว่าจะช่วยลดการใช้แรงงานและค่าใช้จ่ายในการเก็บเกี่ยวมันสำปะหลัง ลดความเหนื่อยยากของแรงงาน พัฒนาขีดความสามารถในการทำงานของแรงงานคน ประหยัดเวลา อีกทั้งได้แนวทางการพัฒนาต่อขอด้านวิจัยเพื่อให้ได้เครื่องมือเก็บเกี่ยวมันสำปะหลังที่สมบูรณ์แบบต่อไป

อุปกรณ์และวิธีการ

คุปกรณ์: นาฬิกาจับเวลา เครื่องมือวัดความเร็วรอบเพลา ตัวบ่งชี้ กระบวนการสำหรับวัดปริมาณน้ำมันเชื้อเพลิง เครื่องยนต์เบนซินขนาด 5 แรงม้า ตาชั่ง วัสดุและอุปกรณ์เครื่องมือช่างต่างๆ และแปลงมันสำปะหลังสำหรับการทดลอง เครื่องจักรตั้งแบบ

วิธีปฏิบัติการทดลอง: 1) ศึกษาสมบัติทางกายภาพเหง้ามันสำปะหลัง ได้แก่ ความกว้าง ความยาว และ เส้นผ่าศูนย์กลางเหง้าเพื่อเป็นแนวทางในการออกแบบ 2) ออกแบบกลไกและสร้างชุดทดสอบกลไกการปลิดหัวมันออกจาก เหง้า โดยมีเงื่อนไขในการออกแบบประกอบด้วย เป็นกลไกที่เหมาะสมสำหรับการปลิดหัวมันหลังจากการชุดและเก็บรวมกองไว้ใน แปลงแล้ว เพื่อใช้งานร่วมกับเครื่องกำลังหัวมันแบบติดขั้งรถบรรทุกซึ่งเป็นงานวิจัยที่อยู่ภายใต้กิจกรรมเดียวกัน ใช้ แรงงานคนในการทำงาน หรือใช้ตันกำลังขนาดเล็กที่ราคาไม่แพงมาก เหมาะกับเกษตรกรรายย่อย 3) สร้างต้นแบบและทดสอบ การทำงาน ปรับปรุงแก้ไขจนได้เครื่องต้นแบบที่เหมาะสม โดยมีค่าชี้วัดประกอบด้วย ความสามารถในการทำงาน C_p (กิโลกรัม/ ชั่วโมง) ดังสมการที่ 1 ความสามารถในการปลิดหัวมันสำปะหลัง C_p (%) ดังสมการที่ 2 การสูญเสียหัวมันสำปะหลังที่ทิ้งไปกับ เหง้า L_s (%) ดังสมการที่ 3 และเหง้ามันปนมากับหัวมันสำปะหลังที่ปลิดได้ I_m (%) ดังสมการที่ 4 โดยกำหนดให้ m_1 คือน้ำหนัก หัวมันที่เครื่องปลิดได้ (กิโลกรัม) m_2 คือน้ำหนักหัวมันที่ไม่ถูกปลิดและถูกทิ้งไปกับเหง้า (กิโลกรัม) m_3 คือน้ำหนักเหง้าที่ปนมา กับหัวมันที่เครื่องปลิดได้ (กิโลกรัม) และ t คือเวลาการทำงานของเครื่องปลิด (ชั่วโมง)

$$C_p = \frac{m_1}{t} \quad \text{---(1)}$$

$$C_s = \frac{m_1}{m_1 + m_2} \times 100 \quad \text{---(2)}$$

$$L_s = \frac{m_2}{m_1 + m_2} \times 100 \quad \text{---(3)}$$

$$I_m = \frac{m_3}{m_1} \times 100 \quad \text{---(4)}$$

ผลและวิจารณ์ผลการศึกษา

ผลการทดลองได้เครื่องต้นแบบเครื่องปลิดหัวมันสำปะหลังแสดงดัง Fig. 1 ประกอบด้วยชุดโซ่ป้อนสองชุด ชุด ด้านข้ายึดกับโครงที่เลื่อนเข้าออกได้ตามขนาดเส้นผ่านศูนย์กลางเหง้ามัน มีชุดใบเลื่อย 4 ใบ ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 7 นิ้ว 60 พัน ใบเลื่อยแนวราบสองใบวางด้านหน้าและด้านหลัง อีกสองใบวางในแนวตั้งโดยใบเลื่อยช้ายื่นเข้าออกได้ตามโครงยึด โซ่ป้อนด้านข้าย 送ถ่ายกำลังด้วยสายพานแบบลิมและใช้เครื่องเบนชินขนาด 5 แรงม้าเป็นต้นกำลัง



Fig 1 Prototype of the Cassava Root Plucking Out Machine

ผลการทดสอบเครื่องตัดแบบเบื้องต้นกับมันสำปะหลังพันธุ์ระยะ 9 อย่างเก็บเกี่ยว 11 เดือน พบร่วมเครื่องตัดแบบทำงานได้เหมาะสมเมื่อเครื่องยนต์ทำงานที่ 2,257 รอบ/นาที ความเร็วชุดไข่ปีก 0.09 เมตร/วินาที และ ความเร็วเชิงเดินไปเลี้ยงทั้งสี่ใบ 16.30 เมตร/วินาที สามารถปลิดหัวมันได้ 829 ก.ก./ชม. หัวมันสูญเสียร้อยละ 1.44 มีเหล้ามันป่นกับหัวมันร้อยละ 1.00 ลิ้นเปลือกเชือกเพลิง 251 บาทต่อไร่ (2.6 ลิตร/ชม.) ส่วนการใช้แรงงานคนตัดด้วยมีดพ่า ทำงานได้ 855 ก.ก./ชม. ในเมืองหัวมันสูญเสียแต่มีเหล้ามันป่นกับหัวมันร้อยละ 0.97 แต่พบว่าการส่งถ่ายแรงจากเครื่องยนต์ยังไม่เหมาะสม จึงแก้ไขโดยการเปลี่ยนพูลเลี่ยงส่งถ่ายกำลังแต่ละจุดและทำให้ความเร็วของหัวมันลดลง ใบเลี้ยงตัดด้านหน้า ใบเลี้ยงหน้าและใบเลี้ยงหลังมีความเร็วรอบเท่ากัน และได้เบร์ยบเทียบผลของใบเลี้ยงด้านหน้าที่มีเส้นผ่าศูนย์กลาง 3 ขนาดได้แก่ 7 นิ้ว 8 นิ้ว และ 10 นิ้ว ที่มีจำนวนฟันแตกต่างกัน และใช้ความเร็วรอบของใบเลี้ยงสามระดับที่ 1,750 2,300 และ 2,800 รอบ/นาที พบร่วมเครื่องตัดแบบทำงานได้เหมาะสมเมื่อใบเลี้ยงด้านหน้ามีขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 7 นิ้ว 40 ฟัน เครื่องยนต์ทำงานที่ 2,300 รอบ/นาที ความเร็วชุดไข่ปีก 0.08 เมตร/วินาที และ ความเร็วเชิงเดินใบเลี้ยงทั้งสี่ใบ 21.4 เมตร/วินาที สามารถปลิดหัวมันได้ 703 ก.ก./ชม. หัวมันสูญเสียร้อยละ 0.81 มีเหล้ามันป่นกับหัวมันร้อยละ 1.28 ลิ้นเปลือกเชือกเพลิง 194.32 บาทต่อไร่ (1.81 ลิตร/ชม.) นอกจากนี้พบว่าความเร็วที่มากขึ้นยังส่งผลให้ใบเลี้ยงมีการสะบัดแรงขึ้น และใบเลี้ยงด้านหน้าที่ใหญ่ขึ้นการสูญเสียหัวมันมีแนวโน้มมากขึ้นและใบเลี้ยงมีการสะบัดแรงขึ้นทั้งที่ความเร็วต่ำและความเร็วสูง ผลการทดสอบแสดงดัง Table 1 และ Table 2 ความสูญเสียหัวมันแสดงดัง Fig 2

Table 1 Speed of engine/ feeder chain /side saw blade and front saw blade

| rpm | feeding speed (m./s) | side saw blade | | front saw blade | | |
|-------|-------------------------|-------------------------|----------|-------------------------|-----------|--|
| | | cutting speed (m./s) | | cutting speed (m./s) | | |
| | | dia 7 in | dia 7 in | dia 8 in | dia 10 in | |
| 1,750 | 0.06 | 16.3 | 16.3 | 18.6 | 23.3 | |
| 2,300 | 0.08 | 21.4 | 21.4 | 24.5 | 30.6 | |
| 2,800 | 0.10 | 26.1 | 26.1 | 29.8 | 37.2 | |

Table 2 Testing result of Cassava Root Plucking Out Machine

| dai (inch.) | tooth-speed | front saw blade | capacity | capacity | Plucking | loss of | Impurity | fuel | fuel | fuel | | |
|-------------|-------------|-----------------|----------|-----------|----------|---------|----------|--------|-----------|------------|--|--|
| | | | (kg./hr) | (Rai./hr) | Out of | casava | (%) | cons | cost | cost | | |
| | | | | | casava | root | | (l/hr) | (baht/hr) | (baht/rai) | | |
| (%) | | | | | | | | | | | | |
| (%) | | | | | | | | | | | | |
| dai (inch.) | | | | | | | | | | | | |
| 7D-30T-V1 | | | | | | | | | | | | |
| 7 | 7D-30T-V2 | 7D-30T-V3 | 418.02 | 1.11 | 98.30 | 1.70 | 1.30 | 0.92 | 23.02 | 167.29 | | |
| | 7D-40T-V1 | 7D-40T-V2 | 605.23 | 1.61 | 97.96 | 2.04 | 0.66 | 2.81 | 70.14 | 359.74 | | |
| | 7D-40T-V3 | 7D-60T-V1 | 660.70 | 1.76 | 98.91 | 1.09 | 1.81 | 2.61 | 65.17 | 299.60 | | |
| | 7D-60T-V2 | 7D-60T-V3 | 491.57 | 1.31 | 98.86 | 1.14 | 1.01 | 1.68 | 41.97 | 256.92 | | |
| | 7D-40T-V1 | 7D-40T-V2 | 520.05 | 1.39 | 99.19 | 0.81 | 1.12 | 0.88 | 22.12 | 128.56 | | |
| | 7D-40T-V3 | 7D-60T-V1 | 882.16 | 2.35 | 98.87 | 1.13 | 1.23 | 2.15 | 53.75 | 186.17 | | |
| | 7D-60T-V2 | 7D-60T-V3 | 698.94 | 1.86 | 98.99 | 1.01 | 1.39 | 1.40 | 35.04 | 149.94 | | |
| | 7D-60T-V1 | 7D-60T-V2 | 820.20 | 2.19 | 98.62 | 1.38 | 1.07 | 1.78 | 44.44 | 169.23 | | |
| 8D-100T-V1 | | | | | | | | | | | | |
| 8 | 8D-100T-V2 | 8D-100T-V3 | 603.85 | 1.61 | 98.86 | 1.14 | 0.99 | 1.43 | 35.82 | 177.14 | | |
| | 8D-100T-V1 | 8D-100T-V2 | 632.29 | 1.69 | 98.17 | 1.83 | 1.04 | 1.96 | 48.91 | 237.15 | | |
| | 8D-100T-V3 | 8D-100T-V1 | 774.59 | 2.07 | 98.30 | 1.70 | 0.99 | 2.23 | 55.78 | 215.43 | | |
| 10D-100T-V1 | | | | | | | | | | | | |
| 10 | 10D-100T-V2 | 10D-100T-V3 | 490.57 | 1.31 | 97.75 | 2.25 | 0.70 | 1.85 | 46.13 | 281.80 | | |
| | 10D-100T-V1 | 10D-100T-V2 | 606.63 | 1.62 | 97.93 | 2.07 | 1.01 | 1.77 | 44.14 | 223.55 | | |
| | 10D-100T-V3 | 10D-36T-V1 | 791.47 | 2.11 | 98.40 | 1.60 | 0.76 | 2.32 | 57.88 | 230.53 | | |
| | 10D-36T-V2 | 10D-36T-V1 | 595.06 | 1.59 | 97.61 | 2.39 | 0.49 | 2.85 | 71.18 | 358.85 | | |
| | 10D-36T-V3 | 10D-36T-V2 | 606.92 | 1.62 | 97.45 | 2.55 | 1.19 | 3.52 | 88.01 | 435.03 | | |
| | 10D-36T-V1 | 10D-36T-V3 | 931.83 | 2.48 | 99.13 | 0.87 | 1.15 | 3.12 | 78.02 | 251.17 | | |

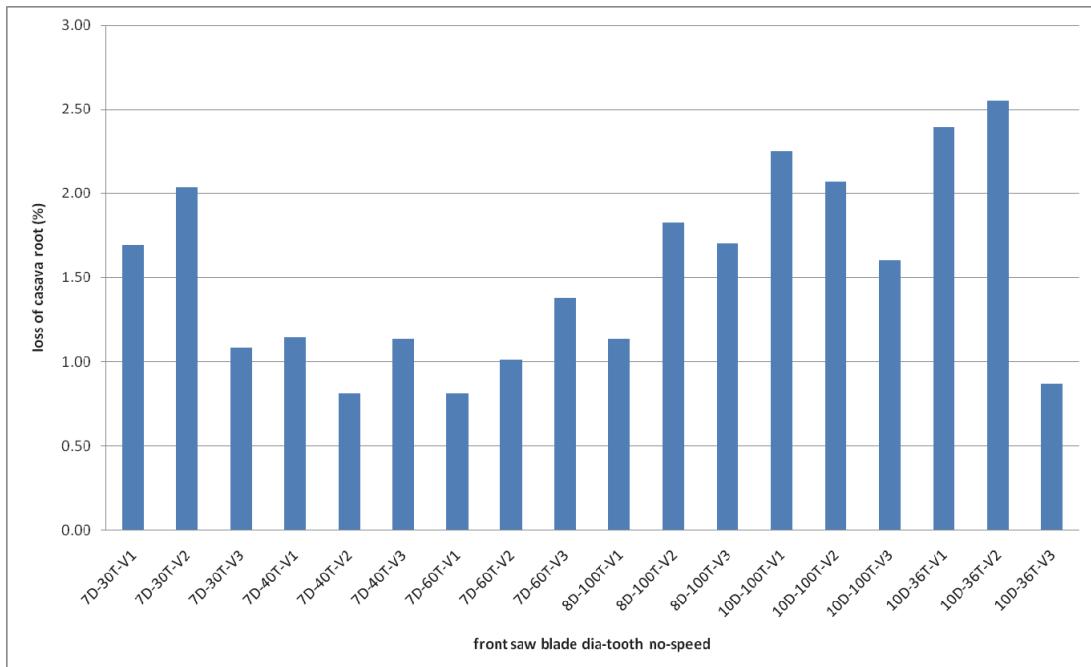


Fig 2 Loss of cassava root (%) of the Cassava Root Plucking Out Machine

ສຽງ

ເຄື່ອງຕົ້ນແບບເຄື່ອງປັດຫວັນສໍາປະໜັດ ປະກອບດ້ວຍຊຸດໃຫ້ປ້ອນສອງຊຸດ ຊຸດດ້ານຂ້າຍຢືດກັບໂຄງທີ່ເລືອນເຂົາອກໄຕ້ ຕາມຂາດເສັ້ນຜ່ານສູນຍົກລາງເໜ້າມັນ ມີຊຸດໃປເລື່ອຍ 4 ໃບ ຂາດເສັ້ນຜ່ານສູນຍົກລາງ 7 ນີ້ 60 ພັນ ໃປເລື່ອຍແນວວະນາບສອງໃບວາງ ດ້ານໜ້າແລະດ້ານໜັດ ອີກສອງໃບວາງໃນແນວດິຈໂໂຍໃປເລື່ອຍຂ້າຍເລື່ອນເຂົາອກໄດ້ຕາມໂຄງຢືດໃຫ້ປ້ອນດ້ານຂ້າຍ ສົງດ່າຍກຳລັງດ້ວຍ ສາຍພານແບບລົມແລະໃໝ່ໃຫ້ເຄື່ອງເປັນເຫັນຂາດ 5 ແຮງມ້າເປັນດັນກຳລັງ ພບວ່າເຄື່ອງຕົ້ນແບບທ່ານໄດ້ເໜາມສມເວົ່າໃບເລື່ອຍດ້ານໜ້າ ມີຂາດເສັ້ນຜ່ານສູນຍົກລາງ 7 ນີ້ 40 ພັນ ເຄື່ອງຍົນທ່ານໄທ 2,300 ຮອບ/ນາທີ ຄວາມເງົາຊຸດໃຫ້ປ້ອນ 0.08 ເມຕຣ/ວິນາທີ ແລະ ຄວາມເງົາເຖິງເສັ້ນໃບເລື່ອຍທີ່ສິ່ນ 21.4 ເມຕຣ/ວິນາທີ ສາມາຮັກປັດຫວັນໄດ້ 703 ກກ./ໜມ ຫວັນສູນເສີຍຮ້ອຍລະ 0.81 ມີເໜ້າມັນປັນ ກັບຫວັນຮ້ອຍລະ 1.28 ລື້ນປັບປຸງເຫຼືອເພີ້ງ 194.32 ບາທຕ້ອງໄວ່ (1.81 ລືຕຣ/ໜມ.)

ຄໍາຂອບຄຸມ

ຂອບຄຸມເຈົ້າໜ້າທີ່ຂອງສູນຍົກຈັຍເກະຊວງວິທະວາງຂອນແກ່ນທີ່ຮ່ວມສ້າງຕົ້ນແບບແລະທດສອບຈະງານວິຈັຍນີ້ລຸ່າງ

ເອກສານອ້າງອີງ

ຈຸດວຽກ ສັງການພິບປາ, ຮູ່ເງື່ອງ ກາລືຕີຣິຄິດປີ ແລະນານພ ຕົ້ນຕະວະບັນທຶທີ່. 2555. ກາຮອກແບບແລະສ້າງເຄື່ອງປັດຫວັນສໍາປະໜັດ. ວາງສາວິຊາການ ເກະຕາ 30 (3): 300-311.

ພູມສັກດີ ຈຸດໝູເສັນ, ຄຣາ ວາທົກິ, ຈຸດູ້ສັກດີ ສມພັກ ແລະວິ່ງຂໍ້ຍ ຈາກທາງ. 2557. ກາຮພັດນາເຄື່ອງເກີບເກີ່ມວັນສໍາປະໜັດແບບດັດຫວັນສໍາປະໜັດ ອອກຈາກເໜ້າ ວາງສາວິຊາການສຕ່າງປະເທດ 45 (3/1 ພຶເສດ): 353-356.

ພ້ອມພັນໆ ເສົ່ວງວິສະວັດ. 2549. ອິທີພົບຂອງວະຍະເວລາເກີບເກີ່ມວັນສໍາປະໜັດ. ມູນີທີສາບັນ ພັດນາມັນສໍາປະໜັດແໜ່ງປະເທດໄທ. [ຮະບບອນໄລ້ນີ້]. ແລ້ວທີ່ມາ; <http://www.tapiocathai.org/reference/03.htm>, (3 ພ.ຄ. 2555).

ສໍານັກງານເຕຣະຊູກົງຈາກເກະຕາ. 2551. ສົດີຕົກເກະທຽບຂອງປະເທດໄທປີເພເປປຸງ 2549/50. ກະທຽບກະຊວງແລະສະກກວນ.

ສຸວັພັນ໌ ເຈີບູວັກ, ນັກທວຽນ ສໂວບລ, ຖຸລົງ, ກຸລົງນຸ້ວັກ໌, ອາການ ໄນກະປະເລືສູງ, ເສາວີ ຕັ້ງສັກ, ຈຸງສິທີ່ ດິມສິດາ ແລະອຸຄມ ເລີຍບວນ. 2550. ກິຈກະນົມ ກາຮສັກຊາກໂຄສ ແລະ ຂໍ້ມູນຕົກເກະທຽບຂອງປະເທດໄທປີເພເປປຸງ 2549/50. ກະທຽບກະຊວງແລະສະກກວນ. ເກົ່າງການເຕຣະຊູກົງຈາກເກະຕາຄວາມແປປງວານດ້ານການພົບພັດແລະການອົງກົດພົບພັດຫວັນສໍາປະໜັດແລະຂໍ້ອຍ. ນ.135-139. ໃນ: ເອກສານປະກອບກາງສົມມາ ເຊື່ອງແນວທາງກາງວິຈັຍແລະພັດນາເພື່ອເພີ່ມປະສິດທິກາພາກພົບພັດຫວັນສໍາປະໜັດ. 159 ນ.

ອນຸ້າທີ່ ຂໍ້ສິ່ງ, ອັກຄົດ ເສັນຈະງົງ, ສູກາຍືດ ເສົ່ງມັງພົງ, ພັກຕຽວິກາ, ສູທິຂົວເຮີ, ຍຸກທົນາ ເຄື່ອງຫາງໝາງພົງ, ຂົນໜີ້ ສ່ວນຈະງົງ, ປະສາທ ແສັກພົນ້ຳ, ວຸມີພົບ ຈັນທົງສະກູງ, ສັກດີຂໍ້ຍ ອາຍາວັງ ແລະພົງສັກດີ ຕ່າຍກໍອນທອງ. 2553. ວິຈັຍແລະພັດນາເຄື່ອງເກີບປັດຫວັນສໍາປະໜັດ ອອກຈາກເໜ້າ. ຢາຍງານພົກກາງວິຈັຍ. ສັບຕົວວິຈັຍເກະຊວງວິທະວາງ, ກ່ຽວຂ້ອງການເກະຕາ.

Anuchit Chamsing. 2007. Agricultural Mechanization Status and Energy Consumption for Crop Production in Thailand. AIT Diss No. AE... (In process). Asian Institute of Technology, Pathum Thani, Thailand.

Thant, T. K. 1997. A study on the effect of storage condition on cassava roots and the effect of intermediate products on the quality of glucose syrup. AIT thesis no. AE-97-11. Asian Institute of Technology, Bangkok, Thailand.