

ВПЛИВ ПЕРЕРОЗПОДІЛУ ЗУСИЛЛЯ РІЗАННЯ АКТИВНОГО НОЖА ДООБРІЗУВАЧА ГИЧКИ БУРЯКІВ НА ЙОГО ДОВГОВІЧНІСТЬ

Рибак Т.І., д.т.н., проф.; Цьонь О.П., аспірант.;

Сташків М.Я., к.т.н., доц.; Цьонь Г.Б., аспірант

Тернопільський національний технічний університет імені Івана Пулюя

В статті обґрунтовано підвищення довговічності активного плоского ножа дообрізувача гички цукрових буряків шляхом надання йому зворотньо-поступального руху

Одним із основних параметрів до якого ставляться високі вимоги під час виконання технологічного процесу збирання цукрових буряків є якість зрізу гички з головок коренеплодів, яка виконується за допомогою плоских ножів гичкозрізувального апарату бурякозбиральних машин.

В процесі роботи відбувається затуплення ножів дообрізувачів та їх зношування, погіршується якість зрізування, що в свою чергу призводить до утворення сколів на головках буряків, що недопустимо згідно агрови-мог до збирання коренеплодів.

Оскільки велика кількість виробників бурякозбиральної техніки використовують схеми дообрізки з пасивними ножами, теоретичні і експериментальні дослідження механізму їх приводу є актуальним питанням сьогодення.

На рис. 1 зображена схема взаємодії активного плоского ножа 2 з коренеплодом цукрового буряку 1. Плоский ніж рухається із швидкістю \overline{V}_n , а бурякозбиральний агрегат із швидкістю \overline{V}_m .

За теоремою косинусів знаходимо абсолютну швидкість різання плоским ножем \overline{V}_{pn}

$$V_{pn} = \sqrt{V_m^2 + V_n^2 - 2V_m V_n \cos\left(\frac{\Pi}{2} + \beta\right)}, \quad (1)$$

де β - кут встановлення плоского ножа.

В точці взаємодії ножа з коренеплодом виникає сила N , яка діє перпендикулярно до леза. Сила тертя ножа по поверхні коренеплоду цукрових буряків визначається із залежності

$$F_T = N \cdot \operatorname{tg} \varphi \quad (2)$$

де N - нормальна сила; φ - кут тертя плоского ножа з коренеплодом цукрових буряків ($\varphi = 22^\circ$).

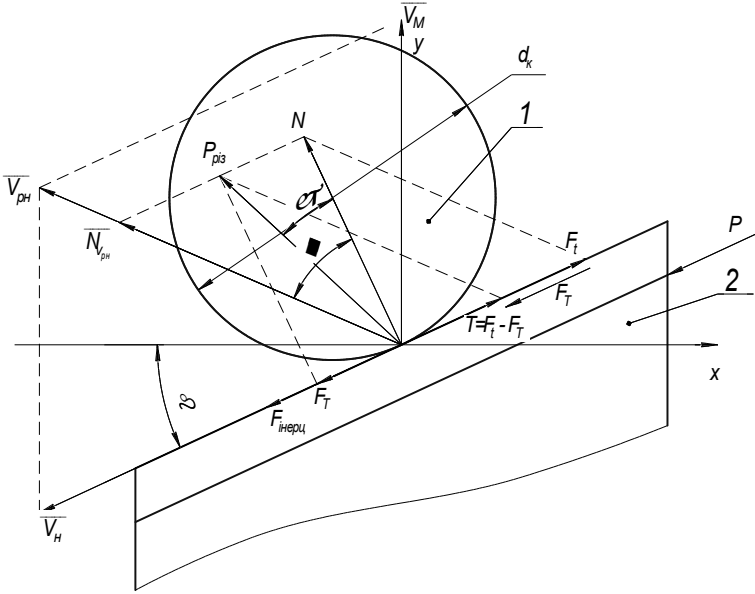


Рис. 1. Схема взаємодії плоского активного ножа з коренеплодом

Склавши сили N і F_T за правилом паралелограма отримаємо силу різання $P_{різ}$, яка відхилена від нормалі на кут тертя φ .

Розкладемо силу N на напрямок швидкості різання $N_{V_{рн}}$ і напрямок вздовж леза ножа F_i . Дотична сила F_i визначається за формулою

$$F_i = N \cdot \text{tg} \tau . \quad (3)$$

Віднявши силу F_T від F_i отримаємо силу T , яка зумовлює ковзання матеріалу вздовж леза. Сила різання $P_{різ}$ є векторною сумою сил $N_{V_{рн}}$ та T , а також нормальній сили N і сили тертя F_T .

Сила інерції плоского активного ножа $F_{інерц}$ обчислюється за формулою

$$F_{інерц} = m_n \cdot a_n , \quad (4)$$

де m_n - маса ножа;

a_n - прискорення плоского ножа.

Прискорення ножа визначається за залежністю

$$a_n = \frac{dV_{pn}}{dt}, \quad (5)$$

де t - час різання.

Підставивши (1) в (5) формула для визначення сили інерції активним плоским ножом запишеться

$$F_{\text{інерці}} = m_n \frac{d\sqrt{V_M^2 + V_n^2 - 2V_M V_n \cos\left(\frac{\Pi}{2} + \beta\right)}}{dt}. \quad (6)$$

Сила різання головки коренеплоду плоским ножом обчислюється за формулою

$$P_{\text{різ}} = \sqrt{N^2 + F_T^2}. \quad (7)$$

Величину сили різання також можливо визначити згідно з залежністю

$$F_{\text{різ}} = \sigma_p \cdot t_l \cdot l_p, \quad (8)$$

де σ_p - напруження різання;

l_p - довжина різання;

t_l - товщина леза.

Довжина різання рівна діаметру різання головки коренеплоду, який визначається за формулою [1]

$$l_p = d_{pk} = 2\sqrt{h_c d_k - h_c^2}, \quad (9)$$

де h_c - висота зрізу головки коренеплоду, яка визначається згідно агротехнічних вимог до показників якості роботи машини;

d_k - діаметр коренеплоду.

Висота зрізу головки коренеплоду (висота зони зелених листків) обчислюється за формулою [1]

$$h_c = 1,02h_k + 11, \quad (10)$$

де h_k - висота розміщення коренеплоду над рівнем ґрунту.

Згідно з [1] $h_k = 18,4-42,2$ мм. Приймаємо $h_k = 25$ мм.

У випадку дообрізування залишків гички коренеплодів цукрових буряків значення довжини різання запишеться

$$d_{pk} = 2\sqrt{(1,02h_k + 11)d_k - (1,02h_k + 11)^2}. \quad (11)$$

В зоні різання тертя має напіврідинний характер, що дає змогу роз-

глядати рідинне тертя з позиції гідродинаміки, згідно з якою напруження різання визначається за формулою [2]

$$\sigma_p = \mu \frac{V_{pn}}{h} + \frac{h}{2} \cdot 6\mu \cdot V_{pn} \frac{h_2 - h_1}{h^3}, \quad (12)$$

де μ - динамічна в'язкість соку цукрового буряку,

$$\mu = 1,32 \cdot 10^{-3} \text{ МПа} \cdot \text{с}; [2]$$

V_{pn} - абсолютна швидкість різання ножем, м/с;

h, h_1, h_2 - зазори між лезом ножа і коренеплодом цукрового буряку, м.

Підставивши (1) в (12) отримаємо

$$\sigma_p = \mu \frac{\sqrt{V_m^2 + V_n^2 - 2V_m V_n \cos(\frac{\Pi}{2} + \beta)}}{h} + \frac{h}{2} \cdot 6\mu \cdot \sqrt{V_m^2 + V_n^2 - 2V_m V_n \cos(\frac{\Pi}{2} + \beta)} \frac{h_2 - h_1}{h^3}. \quad (13)$$

Підставивши (13) та (11) в (8) отримаємо загальну формулу для визначення сили різання активним плоским ножем

$$P_{piz} = \mu \frac{\sqrt{V_m^2 + V_n^2 - 2V_m V_n \cos(\frac{\Pi}{2} + \beta)}}{h} + \frac{h}{2} \cdot 6\mu \cdot \sqrt{V_m^2 + V_n^2 - 2V_m V_n \cos(\frac{\Pi}{2} + \beta)} \frac{h_2 - h_1}{h^3} \cdot t_\alpha(\alpha) \cdot (14) \\ \cdot 2\sqrt{(1,02h_k + 11)d_k - (1,02h_k + 11)^2},$$

де $t_\alpha(\alpha)$ - функція залежності товщини леза від його кута заточування.

Для визначення зусилля P , яке необхідно для приведення плоского ножа в рух, необхідно розглядати сили, які діють вздовж леза ножа. З рис. 1 видно, що вздовж леза діють сили $F_{инерц}$, F_T , F_t .

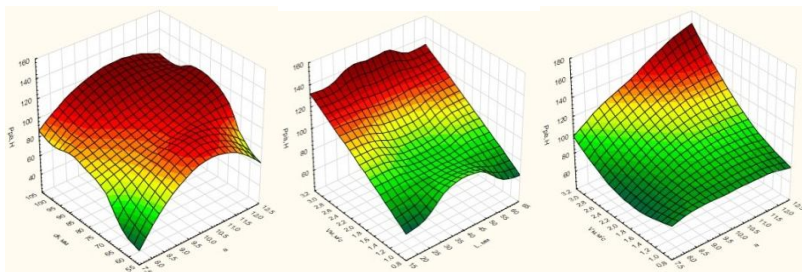
З врахування напрямку дії даних сил, залежність для визначення зусилля P необхідного для приведення плоского ножа в рух запишеться

$$P = F_T + F_{инерц} - F_t = F_{инерц} + (F_T - F_t) = F_{инерц} - (F_t - F_T). \quad (15)$$

Підставивши відповідні значення сил у (15) отримаємо

$$P = (m_n \frac{d \sqrt{V_m^2 + V_n^2 - 2V_m V_n \cos(\frac{\Pi}{2} + \beta)}}{dt} - [(\mu \frac{\sqrt{V_m^2 + V_n^2 - 2V_m V_n \cos(\frac{\Pi}{2} + \beta)}}{h} + \frac{h}{2} \cdot 6\mu \cdot \sqrt{V_m^2 + V_n^2 - 2V_m V_n \cos(\frac{\Pi}{2} + \beta)} \frac{h_2 - h_1}{h^3} \cdot t_\alpha(\alpha) \cdot 2\sqrt{(1,02h_k + 11)d_k - (1,02h_k + 11)^2} \cos \varphi \cdot tg \tau) - (16) \\ - ((\mu \frac{\sqrt{V_m^2 + V_n^2 - 2V_m V_n \cos(\frac{\Pi}{2} + \beta)}}{h} + \frac{h}{2} \cdot 6\mu \cdot \sqrt{V_m^2 + V_n^2 - 2V_m V_n \cos(\frac{\Pi}{2} + \beta)} \frac{h_2 - h_1}{h^3} \cdot t_\alpha(\alpha) \cdot 2\sqrt{(1,02h_k + 11)d_k - (1,02h_k + 11)^2} \cos \varphi \cdot tg \varphi)].$$

Для підтвердження аналітично отриманих результатів з визначення сили різання, було проведено багатofакторний експеримент з чотирма вхідними факторами [3], за результатами якого побудовано поверхні відгуків сили різання $P_{різ}$ від даних факторів (рис. 2).



а) б) в)

Рис. 2. Поверхні відгуку залежності сили різання $P_{різ}$ від:

- а) діаметру коренеплоду d_k та кута заточування ножа α ;
- б) швидкості машини V_m та довжини ходу ножа L ;
- в) швидкості машини V_m та кута заточування ножа α

При надані плоскому ножеві дообрізувача гички зворотно-поступального руху відбувається перерозподіл результуючої сили різання $P_{різ}$, при якому зменшується складова нормальної сили N , за рахунок кінематичної трансформації куга заточування та перенесення частини сили тертя F_t з нормального на тангенційний напрямок, що забезпечує суттєве зниження інтенсивності зношування ріжучої кромки ножа та підвищення його довговічності.

Список використаних джерел

1. Войтюк Д.Г., Барановський В.М. Сільськогосподарські машини. Основи теорії та розрахунку: Підручник / Д.Г. Войтюк, В.М. Барановський, В.М. Булгаков та ін.; за ред. Д.Г. Войтюка.– К.: Вища освіта, 2005.– 464с.
2. Фабричнікова І.А. Теоретичне визначення впливу сил тертя на миттєві сили різання, які викликають зношення бурякорізальних ножів / І. А. Фабричнікова // Проблеми трибології. – 2012. –№3. – С. 94-100.
3. Цьонь О.П. Планування багатofакторного експерименту з дослідження активних дообрізувачів гички / О.П. Цьонь, Г.Б. Цьонь / Актуальні задачі сучасних технологій: Зб. тез доповідей міжнар. наук. – техн.

конф. Молодих учених та студентів, (Тернопіль, 11 – 12 грудн. 2013) / М-во освіти і науки, молоді та спорту України, Терн. націон. техн. ун-т ім. І. Пулюя. – Тернопіль: ТНТУ, 2013. – С. 165.

Аннотация

ВЛИЯНИЕ ПЕРЕРАСПРЕДЕЛЕНИЕ УСИЛИЯ РЕЗАНИЯ АКТИВНОГО НОЖА ДООБРЕЗЧИКА БОТВЫ СВЕКЛЫ НА ЕГО ДОЛГОВЕЧНОСТЬ

Рыбак Т.И., Цень О.П., Сташків Н.Я., Цень А.Б.

В статье обоснована повышения долговечности активного плоского ножа дообрезчика ботвы сахарной свеклы путем предоставления ему возвратно-поступательного движения

Abstract

INFLUENCE OF DISTRIBUTION CUTTING FORCES OF ACTIVE KNIFE OF PURIFIER SUGAR BEETS TOPS AT HIS LONGEVITY

T. Rybak, O. Tsion, M. Stashkiv, A. Tsion

In the article grounded increase longevity of active flat knife of purifier sugar beets tops by giving him a back and forth motion