

ВПЛИВ КОНСТРУКТИВНО-ТЕХНОЛОГІЧНИХ ПАРАМЕТРІВ ДИСКОВИХ КОПАЧІВ НА ПРОЦЕС ВИКОПУВАННЯ КОРЕНЕПЛЮДІВ

Як показала світова практика, на важких ґрутах (в'язкі черноземи) при високій її твердості ($400\ldots600 \text{ Н}/\text{см}^2$) або вологості ($26\ldots30\%$) робота вильчатих елекропочачів значно ускладнюється, що погіршує виконання технологічного процесу робочими органами. Викопування коренеплодів пасивними дисковими робочими органами є ефективним лише при невисокій вологості ґруту.

Найбільш універсальними робочими органами коренезбиральних машин вважають дискові копачі, один з яких є активним, а інший - пасивним. Однак складне розташування дисків по відношенню до рядків коренеплодів привело до ускладнення елементів їх приводу. Так, в дискових пристроях, які забезпечують викопування і очищення коренеплодів від землі, доля вузлів приводу активних копачів складає $40\ldots45\%$ конструктивної складності і оптової ціні від пристрою в цілому.

Тому розробка нових типів дискових копачів зі спрощенням приводом активного копача є актуальним проблемою, вирішення якої дозволить значно зменшити собівартість продукції.

На рис. 1. зображено пристрій для викопування коренеплодів [1]: що складається з пари вертикальних активних дисків 1, розташованих один навпроти другого. Зі сторони робочої зони активних дисків під кутами до вертикальної площини (кут атаки - α ; кут розвалу - β) встановлені пасивні диски 2. Привід пари активних дисків здійснюється від одного редуктора 3. Для покращення процесу обертання пасивних дисків, на їх периферії можливе виконання ґрунтозачепів.

В процесі роботи коренеплоди, попадаючи в зону між парами дисків, викопуються і подаються на очисні пристрой (на рис. 1 не зображені). Обертання пасивних дисків, розташованих по даний схемі, відбувається як за рахунок ґрунтозачепів, так і стиснутого, в зоні викопування, вороху, який завдяки впливу сили тертя передає колове зусилля від активного диска до пасивного, аналогічно традиційним копачам. Однак відмінністю процесу викопування коренеплодів за даною схемою є зсування пласти ґрунту з коренеплодами в сторону активного диска, оскільки відстані від осі рядка до точок перетину дисків з поверхнею ґрунту (r , F і t , D) повинні бути однаковими і знаходитись в межах $90\ldots100$ мм (умова непошкодження коренеплодів лезами дисків). Таким чином, для надійного виконання технологічного процесу новима копачем, необхідно, щоб величини зон віртання дисків в землю H_1 і найменшого зазору ΔK між ними відповідали аналогічним значенням у традиційних копачах. Для визначення взаємозв'язку між конструктивними та технологічними параметрами дискового копача, розглянемо схему, зображену на рис.2. У випадку, коли кут атаки α рівний нуль (граничні значення кутів α проставлені по периферії схеми) кут розвалу β у проекції на фронтальну площину OXY є максимальним. В процесі провертання викопувального диску, радіусом R , відносно осі OX на певний кут α , умовна точка периферії диску, в проекції на площину OXY , зміститься в сторону його центру на величину r , яка визначається з умови

$$r = R(1 - \cos \alpha) \quad (1)$$

Таким чином, із збільшенням кута α відстань K' між диском і вертикальною площею $S-S'$, буде змінюватись за залежністю

$$K' = R(1 - \cos \alpha) \cdot \sin \beta \quad (2)$$

Співвідношення між абсолютними та поточними величинами зображеними на рис.2, при провертанні диска на кут α визначається з рівняння:

$$X_T = X_M - K' + R \sin \beta \cdot \cos \alpha$$

$$X_T = R \sin \beta' \quad (3)$$

$$\beta = \beta' + \beta''$$

$$\sin \beta' = \sin \beta \cdot \cos \alpha$$

При провертанні відносно осі OX на кут α і заглибленні диска в землю на величину h , очевидним є те, що точка перетину периферії диска з горизонтальною площину грунта буде віддалятись від площини S-S на величину $K' + K''$ (рис.3). На цьому рисунку зображене: DM - лінія перетину диску з поверхнею грунту; OB - вертикаль, що проходить через центр диску; CB - проекція AB на площину OXY. Розташування точок та геометричних величин, зображеніх на рис.3, необхідно розглядати в комплексі з рис. 1 і 2.

Величина K'' віддалення т. N від максимально заглибленої т. A, проекціях на горизонтальну площину і площину OXY визначається за формулою:

$$K'' = h \cdot \operatorname{tg} \phi \cdot \cos \beta'' \quad (4)$$

де кут $\phi = \arcsin \frac{\sin \beta'}{\cos \beta''}$ визначається з трикутника ЩФІ.

Горизонтальне відхилення K''' , точки перетину периферії диска з горизонтальною площину (т. D) від т. N визначається з умови:

$$K''' = R \sin \beta''' \quad (5)$$

Величина R' визначається з трикутників OAD і ADN

$$R' = \sqrt{R^2 - (R - h \cdot \cos \phi)^2} \quad (6)$$

кут β''' розраховується за формулою:

$$\beta''' = \beta \cdot \sin \alpha \quad (7)$$

Підставляючи рівняння (6) і (7) в (5) отримаємо

$$K''' = \sqrt{R^2 - (R - h \cdot \cos \phi)^2} \beta \cdot \sin \alpha \quad (8)$$

Таким чином, найбільша відстань H_D між лініями перетину заглиблених дисків з поверхнею грунту буде виражатись з умови

$$H_D = K' + K'' + K''' + \Delta_K \quad (9)$$

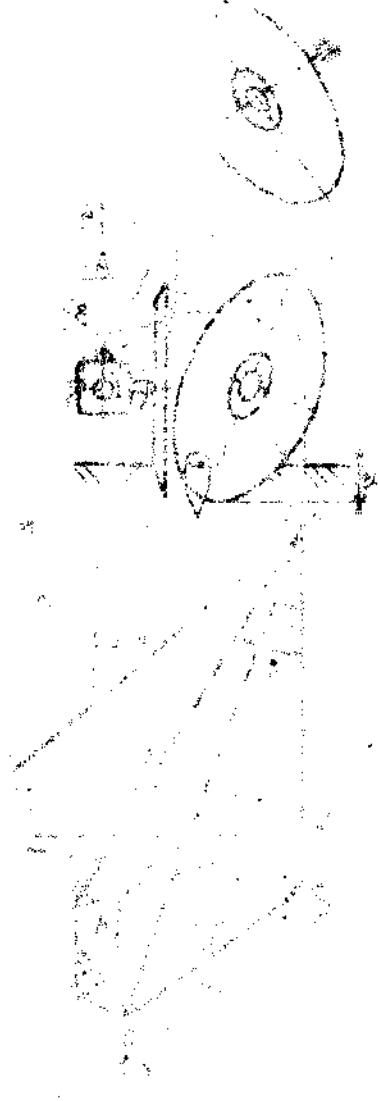
Підставляючи в рівняння (9) залежності (2), (4) і (8) отримаємо систему рівнянь для визначення H_D

$$\left\{ \begin{array}{l} H_D = R(1 - \cos \alpha) \cdot \sin \beta + h \cdot \operatorname{tg} \phi \cdot \cos \beta'' + \sqrt{R^2 - (R - h \cdot \cos \phi)^2} \beta \cdot \sin \alpha \\ \phi = \arcsin(\sin \beta' / \cos \beta'') \\ \beta' = \arcsin(\sin \beta' \cdot \cos \alpha) \\ \beta = \beta' + \beta'' \end{array} \right.$$

Складено програму розрахунку системи рівнянь (10) і визначено вплив кожного з конструктивних параметрів на величину зони врізання дисків в землю H_D . Встановлено, що виходячи з технологічно заданих величин $H_D = 180..200$ мм, $h = 70..90$ мм і $\Delta_K = 35..40$ мм оптимальними можна вважати значення такі конструктивних параметрів: $R = 320..360$ мм; $\alpha = 45..55^\circ$ і $\beta = 22..24^\circ$. Взаємозв'язок наведених конструктивних і технологічних параметрів забезпечить якісне (без втрат і пошкоджень) викорування коренеплодів при мінімальній енерго- витраті на виконання технологічного процесу.

ЛИТЕРАТУРА.

1. Гевко Р.Б., Данильченко М.Г., Кзиброда Я.И. и др. Устройство для выкапывания корнеплодов. Решение о выдаче патента России по заявке № 4820567/15 от 07.04.1992., мкн А01D 25/04.
2. Свеклоуборочные машины: (Конструирование и расчёт) /Л.В.Погорелый, Н.В.Татьянко, В.В.Брей и др.; под общ. ред. Л.В.Подгорелого. - К.: Техника, 1983. - 168 с.



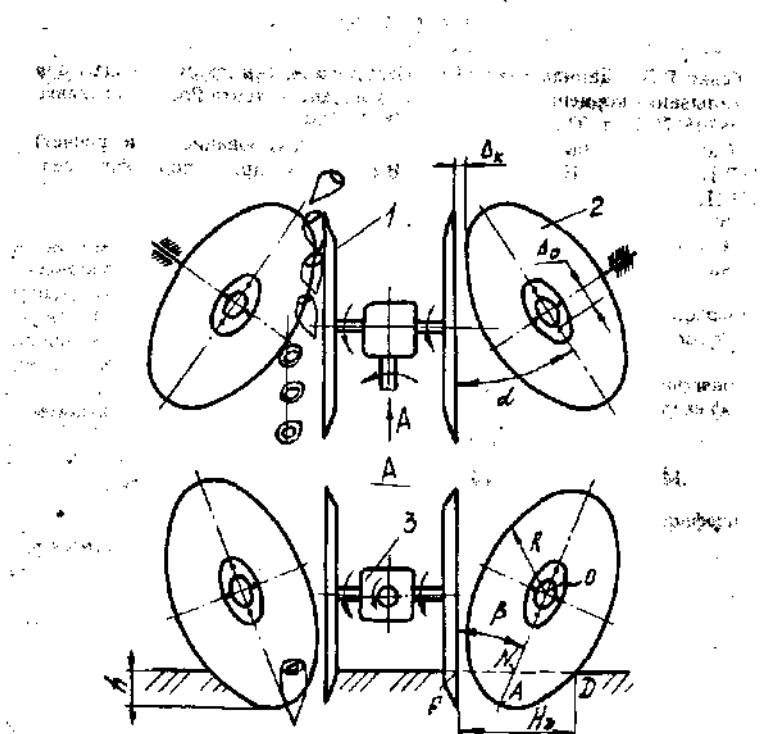


Рис.1. Установка для обработки фасонных колес

Установка для обработки фасонных колес (рис.1) предназначена для обработки фасонных колес с радиусом кривизны R от 10 до 1000 мм. Установка имеет станину 4, на которой установлены два ведущих вала 1 и 2, соединенных между собой ремнем. На валу 1 установлено колесо 3, а на валу 2 - фасонное колесо 1. Валы 1 и 2 соединены в общую ось, на которой установлены подшипники. Для обработки фасонного колеса 1 на валу 2 устанавливается инструментальная головка 5, состоящая из инструмента 6 и патрона 7. Головка 5 может вращаться относительно оси вала 2. Для обработки фасонного колеса 1 на валу 2 устанавливается инструментальная головка 5, состоящая из инструмента 6 и патрона 7. Головка 5 может вращаться относительно оси вала 2.

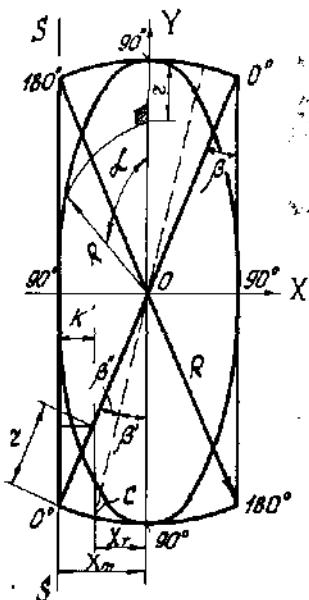


Рис.2.

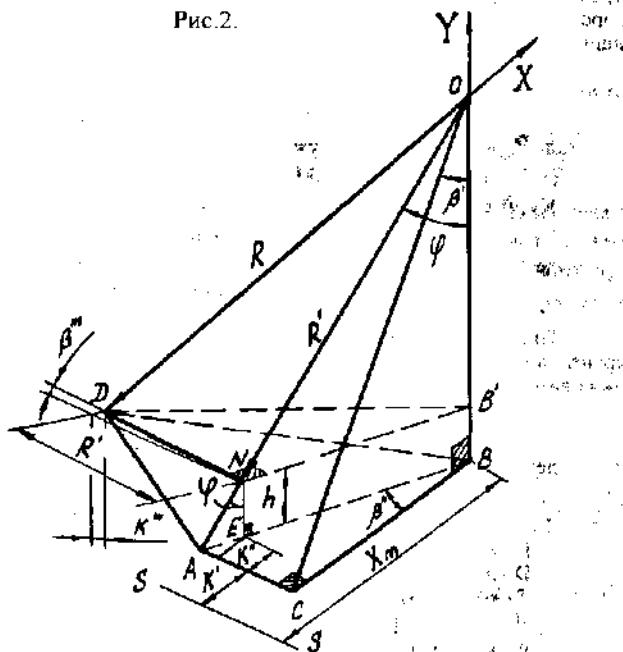


Рис.3.2