В настоящее время авторским коллективом проводится необходимое теоретическое обоснование предложенных схемных конструктивных решений, [4, 5, 6].

В целом, предлагаемый комплекс устройств позволяет по предварительной оценке поднять производительность труда не менее чем в 1,2 ...1,9 раза (в зависимости от вида работ). При этом по своей стоимости комплекс устройств, обладающих высоким уровнем узловой унификации, доступен для большинства экономически слабых КФХ и ЛПХ, остро нуждающихся в малогабаритной технике, производительной, относительно недорогой и неэнергоемкой.

Литература

- 1. Ситников, В.Р., Жихарев, В.Л., Войнаш, А.С. Малогабаритные блочно-модульные машины // Тракторы и сельскохозяйственные машины. $1995. \mathbb{N} \cdot 6. C.18-21.$
- 2. Ситников, В.Р. Обоснование показателей малогабаритного многоцелевого энергомодуля в составе сельскохозяйственных агрегатов: диссертация ... доктора технических наук: 05.20.01. Рубцовск, 1999. 348 с.
- 3. Ситников, В.Р., Войнаш, А.С. Малогабаритный энергомодуль класса тяги 0,6 (ЭМ-0,6) // Совершенствование рабочих органов сельхозмашин и агрегатов: Тезисы докладов международной науч.-технич. конференции. Барнаул: АлтГТУ, 1994. С.63-64.
- 4. Войнаш, С.А., Войнаш, А.С. Анализ концептуальных подходов к решению проблемы механизации работ в крестьянских (фермерских) хозяйствах // Тракторы и сельхозмашины. − 2012. № 3. C.51-55.
- 5. Войнаш, С.А., Войнаш, А.С. Особенности проектирования колесного малогабаритного трелевочного трактора // Тракторы и сельхозмашины. 2012. N 11. C.21-23.
- 6. Войнаш, С.А., Войнаш, А.С. Транспортно-технологическая машина для внесения органических удобрений // Тракторы и сельхозмашины. -2011. № 12. С.12-14.

УДК 631. 431

ЗАВИСИМОСТЬ МЕЖДУ СОПРОТИВЛЕНИЕМ И ОСАДКОЙ ПОЧВЫ

Орда А.Н.¹, д. т. н., профессор, Шкляревич В.А.¹, ст. преподаватель, Воробей А.С.², к.т.н., научный сотрудник, Каминский Я. Р.³, д. т. н., доцент ¹Белорусский государственный аграрный технический университет ²Научно-практический центр НАН Беларуси по механизации сельского хозяйства ³Варшавский аграрный университет

Результаты исследований указывают на противоречивость данных по воздействию на почву ходовых систем машинно-тракторных агрегатов. Поэтому для решения проблемы снижения уплотнения почвы необходимо теоретическое обоснование зависимости между сопротивлением и осадкой почвы. Применяющиеся в настоящее время зависимости имеют S-образный характер. В статье уточняется характер зависимости "сопротивление — осадка почвы"

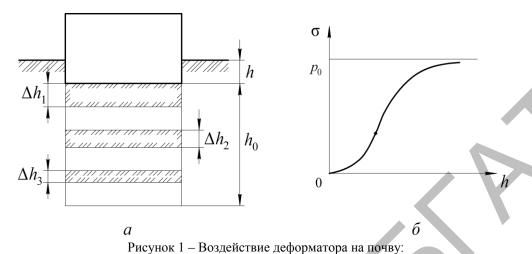
При деформировании почвы происходят смещения и разрушения частиц и структурных агрегатов, выжимание воды и воздуха из пор. Относительная доля того или иного из приведенных выше явлений зависит от состояния почвы. Имеющиеся сдвиги частиц и разрушение структурных элементов определяют собой необратимые деформации, а сжатие воды и защемленных объемов воздуха – упругие.

Осадка растет не только из-за уплотнения, но и в результате выдавливания частиц изпод штампа в окружающую среду. Сжатие сопровождается образованием уплотненной зоны, имеющей форму конуса, основанием которого служит опорная поверхность штампа.

Составим дифференциальное уравнение деформирования почвы, учитывающее имеющее место процесс сжатия и сдвига почвы. Для слоя почвы ограниченной высоты приращение деформации dh, происходящее от возрастания сжимающего напряжения на величину $d\sigma$, обратно пропорционально величине напряжения σ :

$$dh = \frac{d\sigma}{a\sigma}$$

где a – коэффициент пропорциональности.



а – осадка почвы под деформатором; б – зависимость между напряжением и осадкой почвы

Из рисунка 1, а видно, что для бесконечного полупространства почвы приращение осадки зависит также от высоты деформируемого слоя h_0 и возрастает с увеличением его [1],

$$dh = \frac{d\sigma}{a\sigma}ch_0,\tag{1}$$

где C – коэффициент пропорциональности.

Поскольку высота деформируемого слоя h_0 возрастает с увеличением осадки h , то зависимость (1) примет вид

$$dh = b_1 \frac{d\sigma}{\sigma} h \tag{2}$$

где b_1 – коэффициент пропорциональности.

Дифференциальное уравнение (2) описывает процесс осадки почвы за счет ее уплотнения. Процесс осадки почвы за счет сдвига ее частиц в стороны от линии движения деформатора согласно Г. И. Покровскому описывается уравнением [2]:

$$dh = h \frac{d\sigma}{b_2 (p_0 - \sigma)},\tag{3}$$

где b_2 – коэффициент пропорциональности; p_0 – предел несущей способности почвы.

Дифференциальное уравнение осадки почвы с учетом происходящих процессов сжатия и сдвига имеет вид:

$$bdh = h \frac{d\sigma}{\sigma(p_0 - \sigma)},\tag{4}$$

где b – коэффициент пропорциональности.

Решив уравнение (4) относительно σ , получаем зависимость между сопротивлением и осадкой при внедрении штампа в почвенный массив:

$$\sigma = \frac{p_0}{1 + 1/\left(c \cdot h^b\right)},\tag{5}$$

где c – опытный коэффициент.

Чтобы определить характер зависимости (5), найдем производную y по h:

$$\sigma' = \frac{1}{h^{b+1}} \frac{p_0 cb}{\left(1 + \frac{1}{ch^b}\right)^2}.$$
(6)

Анализ показал, что зависимость (6) асимметрична относительно вертикали. Следовательно, зависимость между сопротивлением и осадкой почвы (5) является асимметричной относительно точки перегиба (рис. 1, б) и описывает более общий случай деформирования почвы по сравнению с применяемыми в земледельческой механике такого рода зависимостями.

Заключение

В общем случае деформирования, когда плотность почвы в различных горизонтах мало различима, зависимость между напряжениями сжатия и осадкой штампа имеет *S*-образный характер. График этой зависимости, имеющий вогнутый и выпуклый участки, является ассимметричным относительно точки перегиба.

Литература

- 1. Орда, А. Н. Эколого-энергетические основы формирования машиннотракторных агрегатов: автореф. дис. . . . д-ра тех. наук: 05.20.03 / А. Н. Орда; Белорус. аграр. тех. ун. Минск, 1997. 36 с.
- 2. Бойков, В. Обоснование зависимости между сжимающими напряжениями и осадкой почвы / В. Бойков, Ч. Жданович, А. Орда // Y Miedzynarodowe sympozjum Ekologiczne aspekty mechanizacji nawozenia, ochrony roslin i uprawy gleby. Warszawa, 1998. С. 161-168.

УДК 631. 17:633.1

МЕТОД РАСЧЕТА ЭФФЕКТИВНОСТИ УБОРКИ ЗЕРНОВЫХ КУЛЬТУР ОЧЕСОМ Бурьянов А.И., д.т.н., профессор, Горячев Ю.О., к.т.н., с.н.с., Бурьянов М.А. к.т.н., с.н.с. Северо-Кавказский научно-исследовательский институт механизации и электрификации сельского хозяйства

Из имеющихся в РФ 131 тыс. зерноуборочных комбайнов исправных 105 тыс. Около 60% комбайнового парка страны выработало амортизационный срок. В среднем по стране нагрузка на один комбайн на уборке зернобобовых культур составляет 383 га. [1]. В результате продолжительность проведения уборочных работ часто достигает 25-30 дней. Между тем затягивание сроков уборки свыше рекомендуемых 10 на 5 дней приводит к потерям урожая от 5,7 до 19,6% [2]. Основные причины сложившегося положения низкие уровни кредитоспособности сельских товаропроизводителей и их господдержки. В таких условиях ряд сельхозпредприятий пошли по пути внедрения новых, не имеющих достаточно полного научного обоснования и рекомендаций ресурсосберегающих технологий, например, No-till, и не всегда доведенных до серийного производства технических средств их реализации. Очевидно, что задача сельскохозяйственной науки – разработать полноценные технические регламенты новых технологий и, совместно заводами и КБ сельхозмашиностроения, создать технические средства, максимально адаптированные к многообразию условий их использования. Широкое применение находит технология уборки зерновых культур комбайновым очесом с использованием двухбарабанных очесывающих жаток производства «Украгросервис», однобарабанных- ОАО «Пензмаш». К сожалению, предложенные конструкции не доведены до необходимого технического и технологического уровня. При их использовании часто имеют место повышенные потери зерна, но производительность комбайна при этом увеличивается в зависимости от условий применения в 1,5-2,0 раза. Общеметодическое разрешение альтернативы может быть достигнуто при использовании ГОСТ Р 53056-2008 [3], в

соответствии с которым сравнительную оценку техники и экономические показатели ком-