Министерство сельского хозяйства Российской Федерации ФГБОУ ВО Казанский государственный аграрный университет Институт механизации и технического сервиса

Кафедра машин и оборудования в агробизнесе

КУРСОВОЙ ПРОЕКТ

по дисциплине «Сельскохозяйственные машины»

Тема: Разработка конструкции картофелесажалки элеваторного типа

Шифр КП.35.03.06.471.24.

Студент 4 курса ИМиТС группы Б201-01

Волкова А.П.

(подпись)

(подпись)

Руководитель к.т.н., зав. кафедрой МОА

Халиуллин Д.Т.

Казань - 2024 г.

СОДЕРЖАНИЕ

ВВЕДЕНИЕ	3
1. АГРОТЕХНИЧЕСКИЕ ТРЕБОВАНИЯ4	ļ
2. АНАЛИЗ СУЩЕСТВУЮЩИХ КОНСТРУКЦИЙ6)
2.1. Картофелесажалка КС для гребневой посадки6	
2.2. Картофелесажалка полунавесная автоматизированная САЯ – 47	
2.3. Картофелесажалка навесная двухрядная Л-201)
3. ОБОСНОВАНИЕ И ВЫБОР НОВОЙ КОНСТРУКЦИИ10)
4. ТЕХНОЛОГИЧЕСКИЕ РАСЧЕТЫ13	,
5. КОНСТРУКТОРСКИЕ РАСЧЕТЫ16	5
6. ТЕХНИКО – ЭКОНОМИЧЕСКИЕ ПОКАЗАТЕЛИ19)
ВЫВОД	5
СПИСОК ИСПОЛЬЗОВАННОЙ ЛИТЕРАТУРЫ27	,
ПРИЛОЖЕНИЯ.	
СПЕЦИФИКАЦИЯ.	

ВВЕДЕНИЕ

Первоочередной задачей сельскохозяйственного производства является завершение комплексной механизации земледелия и животноводства; неуклонное повышение технического уровня, качества и надежности тракторов, комбайнов, машин и оборудования для растениеводства, животноводства и кормопроизводства; последовательное снижение материалоемкости и энергоемкости выпускаемой техники [1].

Качество и объемы промышленного производства товарного картофеля напрямую связаны с обеспеченностью отрасли хорошим посадочным материалом. События последних лет показали, что импорт семян из ведущих стран, производящих картофель, может быть ограничен или полностью заблокирован. Отсюда следует, что производство посевного и посадочного материала важнейших сельскохозяйственных культур нужно рассматривать как одну из главных задач отечественного агропромышленного комплекса.

Цель проекта: разработать конструкцию элеваторной картофелесажалки.

Задачи проекта:

- рассмотреть агротехнические требования;
- проанализировать существующие конструкции;
- разработать новую конструкцию;
- провести технологические и конструкторские расчеты.

1. АГРОТЕХНИЧЕСКИЕ ТРЕБОВАНИЯ

К технологии производства каждой механизированной работы предъявляются определенные агротехнические требования, которые должны быть удовлетворены при ее выполнении. Агротехнические требования задаются в виде нормативов и технологических допусков на качество выполнения сельскохозяйственных работ. При этом определяющим должно быть получение максимального количества сельскохозяйственной продукции высокого качества, повышение плодородия почв, при наименьших затратах труда и средств.

На работу МТА и выполнение агротехнических требований оказывает влияние ряд внешних условий (состояние поля, рельеф местности, физикомеханические свойства обрабатываемого материала, агрофон, каменистость почвы и др.) и эксплуатационные режимы работы МТА (скорость, прямолинейность рабочего хода, способ движения и др.). Эти факторы необходимо учитывать при установлении нормативных значений и допускаемых отклонений технологических параметров, а также ограничений и указаний по качеству работы.

Картофелесажалки должны высаживать клубни картофеля рядовым способом с шириной междурядий 60 и 70 см с интервалами 20—40 см на глубину: при гребневой посадке 8—16 см от вершины гребня; при гладкой посадке 6—12 см от поверхности поля. Отклонения от заданной глубины заделки клубней не должны быть более 2 см.

При посадке нужно выдерживать прямолинейность рядков и заданную ширину междурядий. При ширине междурядий 70 см отклонение ширины основных междурядий не должно превышать +2 см, а стыковых ± 10 см.

Высаживать следует отсортированные, здоровые клубни картофеля в лучшие агротехнические сроки для данной зоны с оптимальной нормой высадки.

Для посадки рекомендуется использовать клубни массой 50—80 г. Допускается посадка мелких клубней массой 30-50 г и крупных массой 80—120 г, а также посадка разных клубней. Посадочная норма 2—3 т на 1 га.

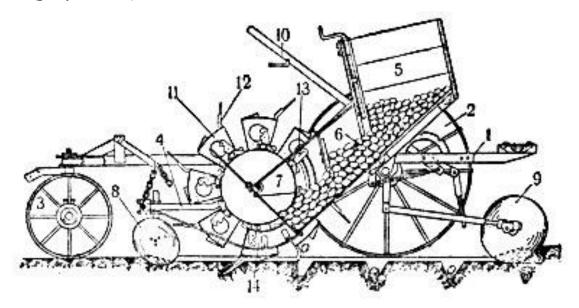
Посадочные аппараты не должны повреждать клубни картофеля, а при работе с пророщенными клубнями не должны обламывать ростки, оптимальная длина которых 1 — 1,5 см.

Картофелесажалки одновременно с посадкой картофеля должны обеспечить внесение 100—500 кг/га гранулированных минеральных удобрений с почвенной прослойкой между ними и клубнями.

2. АНАЛИЗ СУЩЕСТВУЮЩИХ КОНСТРУКЦИЙ

2.1. Картофелесажалка КС для гребневой посадки

Картофелесажалка - машина для посадки картофеля, производящая одновременно (за 1 проход) нарезку борозд, посадку клубней и заделку их рыхлой почвой. По типу основного рабочего органа - высаживающего аппарата (рисунок 2.1).



1 - основная рама; 2 - ходовые колёса; 3 - передок; 4 - посадочная рама; 5 - семенной ящик (бункер); 6 - питательный ковш; 7 - посадочный барабан; 8 - бороздораскрывающий диск; 9 - заделывающие диски; 10 - рычаг подъёма; 11 - ячейка посадочного барабана; 12 - лункокопатель; 13 - ложечка; 14 - питательный рукав

Рисунок 2.1 - Схема картофелесажалки КС для гребневой посадки

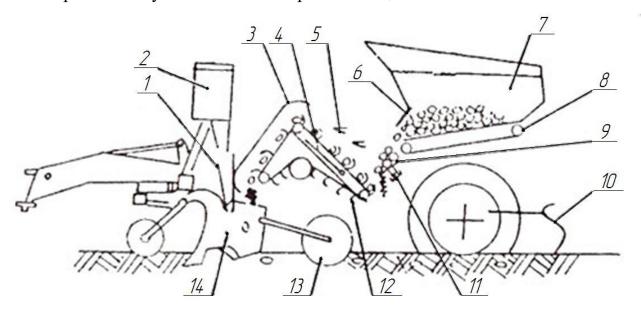
При погружении лункокопателей в почву посадочные барабаны свободно вращаются на оси, выкапывая лункокопателями ямки (лунки) для картофеля. Для сталкивания клубней из ложечек в ячейки барабана имеются спец. толкатели (изогнутые стержни, соединённые со спиральной пружиной), укреплённые на крестовинах питательного ковша. При вращении барабана толкатель свободно проходит в прорезь ложечки.

Впереди посадочных барабанов укреплены на квадратном валу дисковые бороздораскрыватели, глубина хода которых может быть отрегулирована при помощи рычажного механизма, а также соответствующей установкой стойки по высоте. см.

Позади посадочных барабанов установлены бороздозаделыватели, состоящие из двух сферических дисков. Диски поставлены под углом как к линии движения, так и к вертикали и, вращаясь во время работы, сдвигают почву к середине рядка, образуя гребень того или иного размера, в зависимости от установки дисков. Для гладкой посадки картофеля к машине прилагался дополнительный набор полуосей для установки дисков и боронки.

2.2. Картофелесажалка полунавесная автоматизированная САЯ – 4

Картофелесажалка полунавесная четырехрядная автоматизированная САЯ – 4 используется для гребневой либо гладкой посадки яровизированных пророщенных клубней картофеля с проведением одновременного внесения минеральных удобрений (рисунок 2.2). Данная картофелесажалка может быть применена для посадки неяровизированных картофельных клубней, а также резаных клубней либо смеси резаных с целыми.



1 — лоток; 2 — туковысевающий аппарат; 3 — кожух; 4 — лоток; 5 — пружина; 6 — заслонка; 7 — бункер; 8 — питающий транспортер; 9 — питательный ковш; 10 — рыхлитель следа колес; 11 — датчик; 12 — ложечка; 13 — бороздозакрывающий диск; 14 — сошник.

Рисунок 2.2 - Схема технологического процесса сажалки САЯ-4

Технологический процесс происходит следующим образом. Приготовленные для посадки клубни картофеля загружаются в бункеры сажалки, а удобрения в туковысевающие банки.

При отодвинутой заслонке клубни из бункера транспортером подаются в питательный ковш, при заполнении которого датчик автоматически отключает привод транспортера.

Из питательного ковша клубни картофеля забираются ложечками передвигающегося ложечного транспортера. Лишние клубни, взятые ложечкой, отбрасываются пружинами на качающийся лоток и возвращаются в питательный ковш. Оставшиеся клубни транспортируются и через кожух попадают в борозду, приготовленную сошником. Закрывают борозды с высаженными в них клубнями диски.

В борозды удобрения вносятся туковысевающими аппаратами при помощи лотка. Уплотненный колесами слой почвы разрыхляется рыхлителями.

2.3. Картофелесажалка навесная двухрядная Л-201

Картофелесажалка навесная двухрядная Л-201 предназначена для рядовой посадки пророщенных и непророщенных клубней картофеля.

Технологический процесс, выполняемый сажалкой — протекает следующим образом (рисунок 2.3). После заезда агрегата в борозду сажалка опускается навесным устройством трактора в рабочее положение.

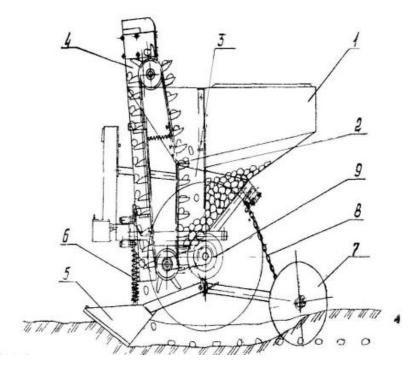
Загрузка бункера картофелем производится вручную. После загрузки в бункера тракторист трогает с места, крутящий момент от приводных колёс передаётся на высаживающие аппараты посредством цепной передачи.

Клубни картофеля из основного бункера самотёком подаются в питательный бункер.

Двигаясь вверх, ложечки высаживающих аппаратов захватывают клубни.

Если после выхода ложечки из слоя клубней в ней находится лишний клубень, то под действием встряхивателя он падает обратно в питательный

бункер. при движении ложечки вниз клубень попадает в борозду через внутреннюю полость сошника.



1 — бункер; 2 — заслонка бункера; 3 — бункер питательный; 4 — высаживающий аппарат; 5 — сошник; 6 — стойка сошника; 7 — бороздозакрыватель; 8 — круглозвенная цепь; 9 — привод с опорными колесами.

Рисунок 2.3 – Технологическая схема картофелесажалки Л-201

Двигаясь вверх, ложечки высаживающих аппаратов захватывают клубни.

Если после выхода ложечки из слоя клубней в ней находится лишний клубень, то под действием встряхивателя он падает обратно в питательный бункер. при движении ложечки вниз клубень попадает в борозду через внутреннюю полость сошника.

Закрытие борозд с высаженными клубнями производится бороздозакрывающими дисками.

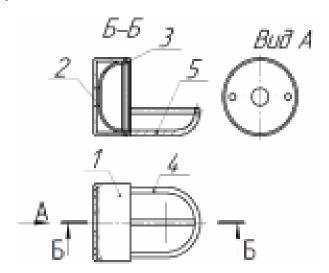
При наезде на препятствие происходит выглубление сошника. После преодоления препятствия сошник под действием пружины возвращается в исходное положение.

3. ОБОСНОВАНИЕ И ВЫБОР НОВОЙ КОНСТРУКЦИИ

Основными недостатками высаживающих аппаратов картофелесажалки Л-201 являются низкая надежность конструкции вычерпывающих ложечек, высокая материалоемкость, пропуски при посадке и высадка нескольких клубней в одно гнездо. Пропуски при посадке крупных и средних клубней не должны превышать 3...8%, число двоек до 8% [2].

Поставленная цель достигается путем установки одной тяговой цепи с шагом расположения пластин для крепления тридцати ложечек равным 76,2 мм вместо двух цепей с шагом расположения ложечек 152,4 мм, изменения конструкции ведущего и ведомого валов тяговой цепи и ложечек, установленных на ней с обеих сторон, а также изменения траектории их движения.

Ложечка модернизированного высаживающего аппарата (рисунок 3.1) состоит из корпуса 1, сменного вкладыша 2, стопорного кольца 3, скобы 4 и поддерживающего прутка 5.

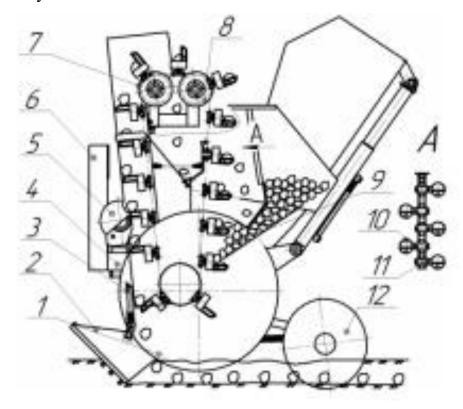


1 – стаканчик; 2 – вкладыш; 3 – кольцо стопорное; 4 – скоба; 5 – пруток.

Рисунок 3.1 – Ложечка модернизированного высаживающего аппарата картофелесажалки Л-201

Сменный вкладыш 2 модернизированной ложечки имеет 3...4 типоразмера внутренней сферы R = 20...30 мм и выбирается он в зависимости от размеров высаживаемых клубней. Траектория движения ложечек модернизированного высаживающего аппарата изменена путём установки дополнительного блока ведомой звёздочки, так чтобы в верхней части аппарата получился горизонтальный участок движения тяговой цепи.

В процессе работы ложечки 10, прикреплённые к тяговой цепи с обеих сторон, при помощи пластин 11, заходят в питающий ковш 9 и заполняются клубнями (рисунок 3.2). При этом в каждую ложечку может попасть один или несколько клубней.



1 — колесо ходовое; 2 — сошник; 3 — регулятор глубины; 4 — рама; 5 — муфта предохранительная; 6 — автосцепка; 7 — звездочка основная ведомая; 8 — звездочка дополнительная ведомая; 9 — ковш питающий бункер; 10 — ложечка; 11 — пластина; 12 — диски закрывающие.

Рисунок 3.2 — Схема технологическая модернизированного высаживающего аппарата картофелесажалки Л-201

При подъёме ложечек и движении цепи по горизонтальному контуру между дополнительной 8 и основной 7 ведомых звёздочек ложечки

принимают вертикальное положение и клубни, оставшиеся в ложечке, перекатываются во вкладыш стаканчика. Внутренний объём вкладыша стаканчика рассчитан на приём только одного клубня. Он заполняется, а все остальные клубни, находящиеся в ложечке, выпадают из неё и попадают обратно в питающий ковш бункера 9 за счёт вибрации машины и вибропобудителя, установленного под рабочей ветвью тяговой цепи. После прохода основной ведомой звёздочки тяговая цепь заходит в клубнепровод и ложечки занимают перевёрнутое положение. Клубни, находящийся во вкладышах стаканчиков, выпадают из них и падают на предыдущие ложечки, движутся вместе с ними в зону сошника 2 и падают в подготовленное ложе. Закрывающие диски 12 образуют гребень.

Предлагаемая модернизация высаживающих аппаратов сажалки, позволит стабилизировать технологический процесс посадки клубней, снизить материалоемкость машины и затрат посадочного материала.

4. ТЕХНОЛОГИЧЕСКИЕ РАСЧЕТЫ

На производительность сажалки влияют следующие конструктивные факторы: скорость элеватора и производительность самого элеватора.

Определяем скорость цепи:

$$V = r \sqrt{\frac{g}{h_n}},\tag{4.1}$$

где V – скорость цепи, м/с;

r — радиус звездочки, м;

g – ускорение свободного падения, м/ c^2 .

$$V = 0.08 \sqrt{\frac{9.81}{0.11}} = 0.59 \text{ m/c}$$

Угловая скорость диска при этом составит:

$$\omega = \frac{v}{r},\tag{4.2}$$

где ω — угловая скорость диска, рад/с;

v — скорость диска, м/с;

r – радиус диска, м.

$$\omega = \frac{0,59}{0,08} = 7,38 \text{ рад/с}$$

При захвате клубня ковшом возможно опрокидывание клубня из-за действия центробежной силы, поэтому условие устойчивости обеспечивается, если угловая скорость элеватора

$$\omega \le \sqrt{\frac{g\psi}{r}} \tag{4.3}$$

где ω – угловая скорость элеватора, рад/с;

g — ускорение свободного падения, $g = 9.81 \text{ м/c}^2$;

 ψ – приведенный угол трения, ψ =17...20°;

r - радиус звездочки, м.

$$\omega \le \sqrt{\frac{9,81*0,11}{0,08}} = 47 \text{ рад/с}$$

Условие устойчивости соблюдается.

Определим рабочие параметры картофелесажалки и проверим их соответствие выбранным параметрам по условию выгрузки клубней из ковшей.

Согласно принятой технологии посадки определим число высаживаемых клубней на 1 гектар площади посадки, для чего определим площадь под один клубень:

$$S_1 = l_{\kappa}b \tag{4.4}$$

где s_1 – площадь посадки под один клубень, м²;

 l_k — расстояние между клубнями в рядке, l_k = 0,3 м;

b - ширина междурядья, b = 0.7 м.

$$s_1 = 0.3 * 0.7 = 0.21 \text{ m}^2$$

Число клубней на один гектар (густота посадки):

$$N = \frac{10^4}{S_1} \,, \tag{4.5}$$

Где N — число клубней на один гектар, шт/га;

 s_1 – площадь посадки под один клубень, м².

$$N = \frac{10^4}{0.21} = 47619 \text{ m}\text{T/ra}$$

При этом норма высадки картофеля определится по формуле:

$$Q = \frac{10^4 m}{S_1} \,, \tag{4.6}$$

где Q — норма высадки картофеля, кг/га;

m – масса клубня, m = 0.05...0.06 кг;

 s_1 - площадь посадки под один клубень, м².

$$Q = \frac{10^4 * 0.06}{0.21} = 2857 \text{ kg/ra}$$

Теоретическая часовая производительность агрегата определяется по формуле:

$$W_m = 0.1B_k V_m, (4.7)$$

где W_m - теоретическая часовая производительность, га/ч;

 B_k - конструктивная ширина захвата, м;

 $V_m\,$ - теоретическая скорость движения агрегата, км/ч.

$$W_m = 0.1*0.7*8 = 0.56$$
 га/ча.

5. КОНСТРУКТОРСКИЕ РАСЧЕТЫ

Детали, расположенные под углом 90° свариваются тавровым соединением.

Определение допускаемого усилия для растяжения:

$$[P] = [\tau_{\phi}] \cdot 0.7 \cdot \kappa \cdot l, \tag{5.1}$$

где $[\tau_{\phi}]$ – допускаемое напряжение для сварного шва на срез, H/M^2 ;

 κ – катет шва;

 $\it l-$ длина шва; $\it l$ = 100 см.

$$[\tau_{\phi}] = 0, 6 \cdot [\sigma_{p}], \tag{5.2}$$

где $[\sigma_p]$ – допускаемое напряжение на растяжение, $[\sigma_p]$ =600H/см².

$$[\tau_{\phi}] = 0.6.600 = 360 \text{ H} \cdot \text{cm}^2$$

Определение усилия растяжения

$$P = \frac{2M_{\kappa}}{l},\tag{5.3}$$

где l - величина длины шва, м

$$P = 2.500/1 = 10000 \text{ H}$$

Итак, P < [P] условие выполняется.

Внешняя нагрузка, приходящаяся на один болт, определяется по формуле (5.4).

$$P_{\delta} = \frac{P_{ycm}}{6}, \tag{5.4}$$

где P_{δ} – внешняя нагрузка, приходящаяся на один болт, H;

 P_{ycm} - вес установки, $P_{ycm} = 380 \text{ H}.$

$$P_6 = 380/6 = 65 \text{ H}.$$

Определяем расчетное усилие:

$$P_{pacy} = 2.8 P_{6},$$
 (5.5)

где 2,8 - коэффициент, учитывающий предварительную растяжку.

Изгибающий момент на головку болта определяется расчетом по формуле:

$$M_{u3z}=0.5 P_{pacy}\cdot 0.5 d,$$
 (5.6)

где d - диаметр не нарезанного стержня болта; определяется расчетом.

Момент сопротивления сечения болта, определяется расчетом по формуле (5.7):

$$W_{u32} = \frac{d(0.8 \cdot d^2)}{6} \tag{5.7}$$

Определяем расчетное усилие, приходящаяся на болт, Н.

$$P_{pacy}$$
=2,8 ·65=182 H

Определяем диаметр болта.

$$P_{pac^{4}} = F[\sigma]_{p} = \frac{\pi d^{2}}{4} [\sigma]_{p}$$

$$d = \sqrt{\frac{4P_{pac^{4}}}{\pi[\sigma]_{p}}} = \sqrt{\frac{4*182}{3,14*16*10^{7}}} = 0,012 \text{ M}$$
(5.8)

где $[\sigma]_p$ - допустимое напряжение в стержне болта, $[\sigma]_p$ =16 ·10⁷ Па

Расчет на прочность при изгибе ведется по формуле [5.9]:

$$\sigma_{u32} = \frac{M_{u32}}{W_{u32}} < [\sigma]_{u32}, \qquad (5.9)$$

где σ_{use} - напряжение на изгиб, Па

$$M_{u3z}$$
=0,5 ·185 ·0,5 ·0,012=0,56 H·м

 W_{u3z} =12(0,8 ·12¹²)/6=230 мм²
 σ_{u3z} =0,56 ·10³/230= 2,4 H/мм²=0,024 Па

 $\sigma_{u3z} < [\sigma]_{u3z}$ (5.10)

0,024 < 1,4

Условие прочности выполняются.

Расчет шпонок

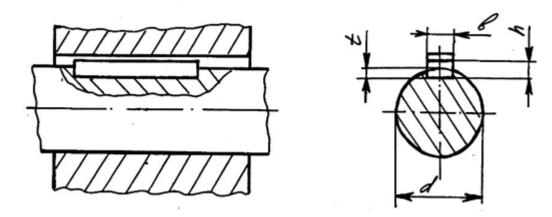


Рисунок 5.1 - Размеры сечений шпонок.

Шпонку привода проверяем на смятие: шпонка 10x8x40 ГОСТ 8788-68.

Размеры сечений шпонки: d=36 мм, h=8 мм, t=5 мм, l_p =30 мм.

$$\sigma c M = 2 \cdot \frac{T}{d} \cdot (h-t) \cdot l_p < [\sigma] \text{ cm}, \qquad (5.11)$$

где T – предаваемый момент, $H \cdot M$;

d - диаметр вала, м;

h - высота шпонки, мм;

t - глубина паза вала, мм;

 l_p - рабочая длина, мм.

[σ] см - допустимое напряжение смятия, $H/мH^2$.

$$\sigma$$
 cm=2·7579/0,036·(8-5)·30<60000

$$\sigma$$
 cm = 4678 < 60000 H/mm²

Шпонку проверяем на смятие:

Шпонка 10х8х100 ГОСТ 8788-68.

Размеры сечений шпонки (рис. 5.1): d=36 мм, h=8 мм, t=5 мм, $l_p=9$ мм.

$$\sigma \text{ cm} = 2.17460/0,036 \cdot (8-5).90 < 60000$$

$$\sigma \text{ cm} = 3592 < 60000 \text{ H/mm}^2$$
(5.12)

Таким образом, в результате выполненных конструкторских расчетов подобраны и установленные оптимальные конструктивные элементы разрабатываемой конструкции.

6. ТЕХНИКО – ЭКОНОМИЧЕСКИЕ ПОКАЗАТЕЛИ

При проектировании какого-либо изделия или детали необходимо учитывать не только технические, но и экономические показатели. Одним из основных показателей, в условиях рыночной экономики, является затраты на производство и эксплуатацию каких-либо агрегатов.

Масса конструкции определяется по формуле:

$$G = (G_{\kappa} + G_{\Gamma}) \cdot K, \tag{6.1}$$

где G_{κ} - масса сконструированных деталей, узлов и агрегатов, кг;

 G_{Γ} - масса готовых (покупных) деталей, узлов и агрегатов, кг;

K - коэффициент, учитывающий массу расходуемых на изготовление конструкции монтажных материалов (для расчетов применяются K=1,05...1,25).

$$G = (80+282)\cdot 1.05=380 \text{ K}\text{T}.$$

Балансовая стоимость новой конструкции производится на основе сопоставимости массы по формуле:

$$C_{61} = \frac{C_{60} * G_0 * \sigma}{G_1} , \qquad (6.2)$$

где C_{60} , C_{61} - соответственно балансовая стоимость существующей и проектируемой конструкции, руб.;

 G_0, G_1 - соответственно масса существующей и проектируемой конструкции, кг;

 σ - коэффициент удешевления конструкции $\sigma = 0.9...0.95$.

$$C_{61} = \frac{140000*380*0,92}{380} = 128000 \text{ py6}.$$

Прежде чем приступить к расчету технико-экономических показателей, необходимо собрать исходные данные (таблица 6.1)

Таблица 6.1 - Исходные данные для расчёта технико-экономических показателей

	показатели		
Наименование	проектир уемый	базовый	
Масса конструкции, кг	360	360	
Балансовая стоимость, тыс.руб.	128000	140000	
Потребляемая мощность, кВт	8	10	
Количество обслуживающего персонала, чел.	1	1	
Разряд работы	3	3	
Тарифная ставка, руб./чел-ч	90	90	
Нормы амортизации, %	14	14	
Норма затрат на ремонт и ТО, %	11	13	
Годовая загрузка конструкции, ч	140	140	

При расчетах показатели базового варианта обозначаются как x_0 , а проектируемого как x_1 . Часовая производительность машин определяется:

$$W_{q}=0.36 \cdot B_{P} \cdot V_{P} \cdot \tau, \tag{6.3}$$

где B_P — рабочая ширина захвата, м;

 V_P - рабочая скорость движения, м/с;

 τ - коэффициент использования рабочего времени смены, (0,60...0,95).

$$W_{\rm u} = 0.36 \cdot 0.7 \cdot 1.1 \cdot 0.6 = 0.17$$
 ед/ч

Энергоемкость процесса:

$$\mathcal{G}_e = \frac{N_e}{W_4} \tag{6.4.}$$

где N_e — потребляемая мощность, кВт;

 W_{4} - часовая производительность, ед/ч.

$$\Theta_{e0} = 10/0,17 = 58,8 \text{ кВт/ед}$$

$$\Theta_{el} = 8/0,17 = 47,1$$
 кВт/ед

Металлоемкость процесса, кг/ед.:

$$M_c = \frac{G_i}{W_u \cdot T_{200} \cdot T_{cy}} \tag{6.5.}$$

где G_i – масса агрегата, кг;

 $W_{\rm q}$ - часовая производительность, ед/ч;

 T_{codi} - соответственно, годовая загрузка машин и орудий, ч;

 $T_{cлi}$ - срок службы машин и орудий, лет.

$$M_{c0} = 380/(0.17*140*8)=1.9$$
кг/ед.

$$M_{cl} = 380/(0.17*140*8) = 1.9$$
кг/ед.

Фондоемкость процесса руб/га;

$$F_{e} = \frac{C_{6}}{W_{4}T_{ca}T_{roa}}$$

$$(6.6.)$$

где C_{δ} – балансовая стоимость, руб;

 $W_{\rm q}\,$ - часовая производительность, ед/ч;

 T_{codi} - соответственно, годовая загрузка машин и орудий, ч;

 T_{cni} - срок службы машин и орудий, лет.

$$F_{e0} = 140000 / (0.17*140*8) = 735.3$$
 руб/ед.

$$F_{e0}$$
 = 128000 /(0,17*140*8)=672,3 руб/ед.

Трудоемкость процесса находят из выражения:

$$T_e = n_{o\delta cn}/W_{u_i} \tag{6.7.}$$

где T_e - трудоемкость процесса, чел·ч/ед

 $n_{oбcn}$ - количество обслуживающего персонала, чел,

 W_{v} - эксплуатационная производительность машины, ед/ч.

$$T_e = 1/0,17 = 6 \text{ чел} \cdot \text{ч/ед},$$

Себестоимость работы определяют по формуле:

$$S_i = C_{3ni} + C_{2i} + C_{PTOi} + A_i,$$
 (6.8.)

где C_{3ni} – затраты на оплату труда, руб/ед;

 C_{9i} - затраты на ГСМ, руб/ед;

 C_{PTOi} - затраты на ремонт и техническое обслуживание, руб/ед;

 A_i - амортизационные отчисления, руб/ед.

Затраты на заработную плату определяют по формуле:

$$C_{3n} = Z \cdot T_e, \tag{6.9}$$

где C_{3n} - затраты на оплату труда, руб./ед,

Z - тарифная часовая ставка, руб./чел·ед,

 T_e - трудоемкость процесса, чел·ч/ед.

$$C_{3\Pi} = 90.0,17=15,3$$
 руб./ед;

Затраты на ГСМ рассчитывают по формуле:

$$C_{9} = II_{KOMNJ} \cdot q \tag{6.10}$$

где U – комплексная цена ГСМ, руб/кг;

q- расход топлива, кг/га.

$$C_9 = 60.3,8 = 228$$
 руб/ед

Затраты на ремонт и техническое обслуживание определяют по формуле:

$$C_{PTO} = C_{\delta} H_{PTO} / 100 W_{\nu} T_{roo}, \qquad (6.11)$$

где H_{pto} - норма затрат на ремонт и техобслуживание, %.

$$C_{PTO0} = 140000 \cdot 13/100 \cdot 0,17 \cdot 140 = 764,7$$
 руб./га

$$C_{PTO1} = 128000 \cdot 11/100 \cdot 0,17 \cdot 140 = 591,6$$
 руб./га.

Затраты на амортизацию рассчитывают по формуле:

$$A_i = C_{\delta i} a_i / (100 W_{ui} T_{zo\delta i}), \tag{6.12}$$

где A_i — затраты на амортизацию, руб/ед;

 C_{6i} -балансовая стоимость машины, руб;

 a_i – норма амортизации, %;

 W_{ui} - эксплуатационная производительность, ед/ч;

 T_{codi} – годовая загрузка машины, ч.

$$A_1 = 140000 \cdot 14/100 \cdot 0,17 \cdot 140 = 823$$
 руб/ед,

$$A_2 = 128000 \cdot 14/100 \cdot 0,17 \cdot 140 = 752$$
 руб./ед.

Определив все данные, подставляем в формулу (6.8):

$$S_{9\kappa c0} = 15,3+228+764,7+823=1831$$
 руб./га;

$$S_{3\kappa cI}$$
 = 15,3+228+591,6+752 =1586,9 руб./га.

Уровень приведенных затрат на работу конструкции определяют по формуле:

$$C_{npi} = S_{\mathfrak{K}ci} + E_{Hi}K_{\mathcal{V}oi}, \tag{6.13}$$

где C_{npi} - уровень приведенных затрат, руб/га;

 E_{Hi} - нормативный коэффициент эффективности капитальных вложений-0.15;

 $K_{y\partial i}$ - удельные капитальные вложения или фондоемкость процесса, руб/ед.

$$C_{np0}$$
 = 1831+0,15·735,3 = 1941,3 руб./га;
 C_{np1} = 1586,9+0,15·672,3 = 1687,7 руб./га.

Годовая экономия определяется по формуле:

$$\mathcal{G}_{200} = (S_{9\kappa c0} - S_{9\kappa c1}) W_{4} T_{200}, \tag{6.14}$$

где Θ_{cod} - годовая экономия, руб;

 $S_{{\scriptscriptstyle {\it JKCO}}}$ - уровень эксплуатационных затрат базовой машины, руб/га;

 $S_{\ \
m 9\kappa cI}$ - уровень эксплуатационных затрат спроектированной машины, руб/га;

 $W_{\scriptscriptstyle q}\,$ - эксплуатационная производительность машины, га/ч;

 T_{200} — годовая загрузка спроектированной конструкции, ч.

$$\Theta_{\text{rod}} = (1831 - 1586, 9) \cdot 0, 17 \cdot 140 = 5809, 6 \text{ py6}.$$

Годовой экономический эффект определяют по формуле:

$$E_{20\partial} = \mathcal{G}_{20\partial} - E_{H} \Delta K, \tag{6.15}$$

где E_{H} - нормативный коэффициент эффективности капитальных вложений – 0,15;

 ΔK - дополнительные вложения, равные балансовой стоимости конструкции, руб.

$$E_{200}$$
 = 5809,6 - 0,15·128000= 3889,6 руб.

Срок окупаемости дополнительных капитальных вложений определяют по формуле:

$$T_{o\kappa} = C_{61}/9_{200},\tag{6.16}$$

где $T_{o\kappa}$ - срок окупаемости дополнительных капитальных вложений, лет;

 C_{6l} - балансовая стоимость конструкции, руб.;

 9_{200} – годовая экономия, руб.

$$T_{o\kappa}$$
=128000/5809,6 = 2,2 года.

Коэффициент эффективности дополнительных капитальных вложений определяют по формуле:

$$E_{2\phi} = \mathcal{G}_{20\phi} / C_{\delta I}, \tag{6.17}$$

где $E_{9\varphi}$ - коэффициент эффективности дополнительных капитальных вложений;

Эгод - годовая экономия, руб;

 C_{61} – балансовая стоимость конструкции, руб.

$$E_{9\phi} = 5809,6/128000 = 0,45$$

Результаты расчетов сводятся в таблицу 6.2.

Таблица 6.2. - Сравнительные технико-экономические показатели эффективности конструкций

№	Наименование показателей	Базовый	Проект	Проект в %
Π/Π				к базовому
1	Часовая производительность, ед/ч	0,17	0,17	-
2	Фондоемкость процесса, руб/ед	735,5	672,3	91
3	Энергоемкость процесса, кВт/ед	55,8	47,1	84
4	Трудоемкость процесса, чел-ч/ед	6	6	-
5	Уровень эксплуатационных затрат, руб./ед	764,7	591,6	77
6	Уровень приведенных затрат, руб./ед	1941,3	1687,7	87
7	Годовая экономия, руб.	-	5809,6	-
8	Годовой экономический эффект, руб.	_	3889,6	-

продолжение таблицы 6.2

9	Срок окупаемости капитальных	-	2,2	-
	вложений, лет			
1.0	TC 11 11		0.45	
10	Коэффициент эффективности	-	0,45	-

Сравнивая технико — экономические показатели по таблице 6.2. можно сделать вывод, что проектируемая конструкция является экономически выгодной. Она по многим показателям (фондоемкость, энергоемкость, металлоемкость, уровень эксплуатационных затрат , уровень приведенных затрат) опережает базовую .Срок окупаемости ее ниже 7 лет и коэффициент эффективности более 0,15. Из всего следует, что проектируемая конструкция является экономически эффективной.

ВЫВОД

Картофелесажалка — это сельскохозяйственный агрегат, используемый для посадки картофеля. Картофелесажалка является эффективным и удобным инструментом, упрощающим процесс посадки картофеля. Она позволяет значительно ускорить работу, сократить трудозатраты и обеспечить более равномерное распределение клубней на гребне.

При использовании картофелесажалки повышается производительность и качество процесса посадки, что в свою очередь может положительно сказаться на урожае.

Чтобы не допускать пропуски при посадке и высадка нескольких клубней в одно гнездо, я предлагаю в данном курсовом проекте установить одну тяговую цепи с шагом расположения пластин для крепления тридцати ложечек равным 76,2 мм вместо двух цепей с шагом расположения ложечек 152,4 мм, изменения конструкции ведущего и ведомого валов тяговой цепи и ложечек, установленных на ней с обеих сторон, а также изменения траектории их движения.

Предлагаемая модернизация высаживающих аппаратов сажалки, позволит стабилизировать технологический процесс посадки клубней, снизить материалоемкость машины и затрат посадочного материала.

СПИСОК ИСПОЛЬЗОВАННОЙ ЛИТЕРАТУРЫ

- 1. Зиганшин Б.Г., Нуруллин Э.Г., Халиуллин Д.Т., Дмитриев А.В., Лукманов Р.Р. Сельскохозяйственные машины: Метод. указания Казань: Изд-во Казанского ГАУ, 2015. 27с.
- 2. Кленин Н.И. Сельскохозяйственные машины. / Н.И. Кленин, С. Н. Киселев, А. Г. Левшин. М.: КолосС, 2008. 816 с.
- 3. Сельскохозяйственные машины. Технологические расчеты в примерах и задачах: учеб. пособие / под ред. М. А. Новикова. СПб.: Проспект Науки, 2011. 208 с. (П 072 С 298 1404828).
- 4. ГОСТ Р 53056-2008. Техника сельскохозяйственная. Методы экономической оценки. М.: Стандартинформ, 2009 20с.
- 5. Нуруллин Э.Г. Сельскохозяйственные машины (Краткий курс лекций и тестовые задания): Учеб. пособие для самост. работы. Казань: Изд-во Казанского ГАУ, 2011. 120 с.
 - 6. Научная электронная библиотека E-library.ru;
- 7. Агропоиск по информационным справочным и поисковым системам: Rambler, Yandex, Google.
 - 8. Издательство «Лань» по адресу http://e.lanbook.com