

## ГЛАВА 2

### ПРОЕКТИРОВАНИЕ АКТИВНЫХ ПОЛУПРИЦЕПОВ

#### 2.1. Особенности проектирования конструкций активных полуприцепов

Серийный колесный трактор в агрегате с активным полуприцепом представляет собой колесную маневренную систему высокой проходимости с четырьмя ведущими колесами одинакового размера. Агрегатирование предусматривает переналадку серийного трактора и соединение его с полуприцепом.

Кинематическая согласованность привода ведущих колес трактора и полуприцепа обеспечивается установкой синхронизирующего редуктора.

Переналадка трактора заключается в снятии с него переднего моста с маленькими колесами, что значительно повышает проходимость и маневренность трактора в лесу. Также снимается механизм задней навески трактора, который может быть установлен на задней полураме активного полуприцепа и может выполнять те же функции, что и на тракторе. Бортовые передачи трактора разворачиваются вперед, что обеспечивает лучшее распределение нагрузок на колеса трактора и полуприцепа.

Активный полуприцеп состоит из двух полурам, соединенных универсальным шарниром, ведущего моста и колес (рис. 2.1).

Передняя полурама 1 жестко крепится к корпусу трактора. На полураме устанавливается синхронизирующий редуктор 8.

На задней полураме 6 монтируется ведущий мост 7 с тормозами и конечными передачами (бортовыми редукторами).

Технологическое оборудование размещается на обеих полурамах. Полурамы изготавливаются из швеллеров и уголников. Универсальный шарнир, соединяющий полурамы полуприцепа, обеспечивает их взаимный поворот вокруг вертикальной и горизонтальной осей.

Поворот полурам вокруг горизонтальной оси гарантирует постоянный контакт колес трактора и полуприцепа с грунтом при движении по неровностям, что обеспечивает хорошие тягово-цепные качества агрегата в тяжелых лесных условиях и разгружает полурамы от дополнительных скручивающих нагрузок.

Вертикальная ось вращения шарнира позволяет совершать поворот агрегата за счет отклонения передней полурамы относительно задней на угол не менее  $35^\circ$  ( $0,612$  рад).

Универсальный шарнир (рис. 2.1) состоит из двух шарниров — вертикального и горизонтального.

Вертикальный шарнир представляет собой переднюю 2 и заднюю 4 вилки, соединенные пальцами 3. Вилка 2 соединяется с передней полурамой 1 и представляет единую с ней конструкцию. Задняя вилка 4 соединена с внутренней трубой горизонтального шарнира 5. Вилки 2 и 4 могут быть сварными или литыми. Они имеют проушины с соосными отверстиями, в которые запрессованы втулки. Между проушинами вилки 2 и вилки 4 установлены шайбы.

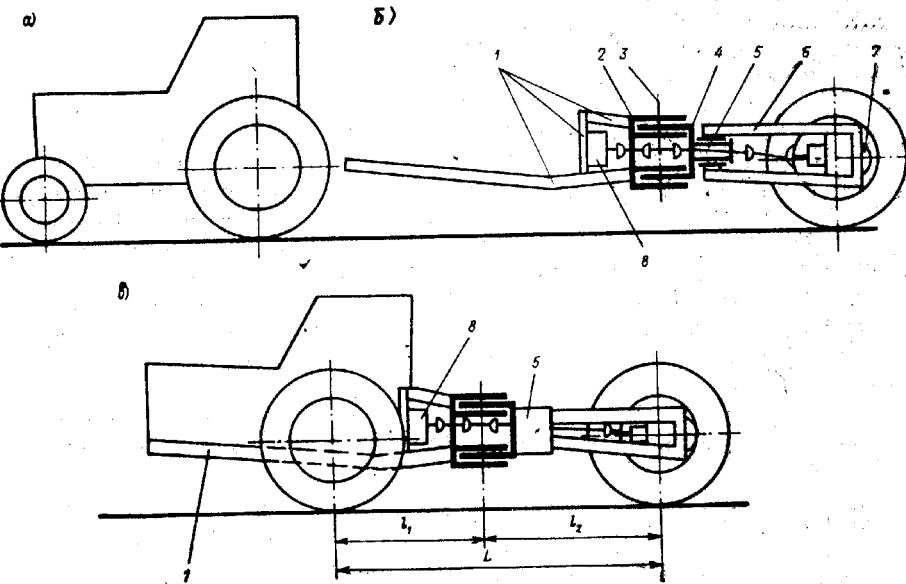


Рис. 2.1. Активный полуприцеп в агрегате с трактором:  
а — серийный трактор; б — активный полуприцеп; в — активный полуприцеп в агрегате с трактором

Горизонтальный шарнир представляет собой две трубы (внутреннюю и наружную), между которыми установлен вкладыш. Внутренняя труба имеет чисто обработанную наружную поверхность, с которой сопрягается вкладыш. Наружная труба имеет фланец, ребра жесткости, соединяется с задней полурамой 6 и представляет единую с ней конструкцию.

Применение универсального шарнира с полурамами позволяет улучшить маневренность агрегата и упростить конструкцию рулевого управления.

Поворотливость оценивается минимальным радиусом поворота (расстоянием от центра поворота до центра ведущего

моста полуприцепа). Статический радиус поворота  $\rho$  (рис. 2.2) для колесного трактора, соединенного с активным полу-

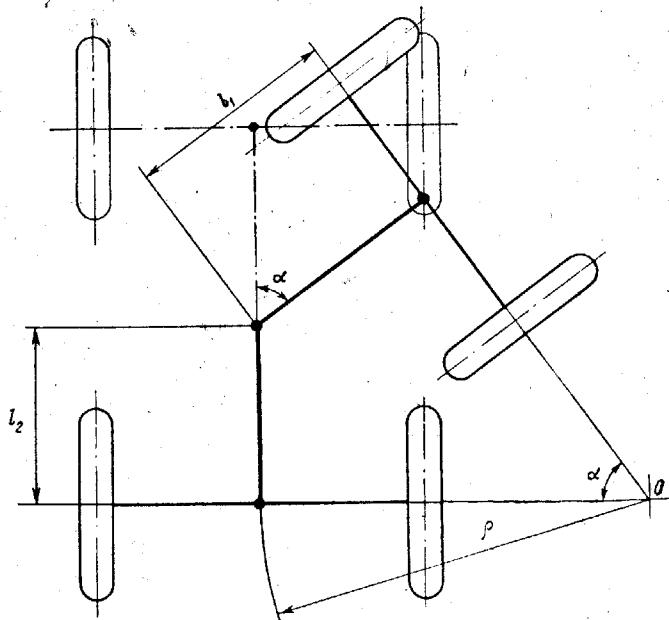


Рис. 2.2. Схема поворота трактора с активным полуприцепом

прицепом универсальным шарниром, определяется по формуле

$$\rho = \frac{\frac{l_1}{\cos \alpha} + l_2}{\operatorname{tg}(\alpha - \psi_1) - \operatorname{tg} \psi_2}, \quad (2.1)$$

где  $l_1$  и  $l_2$  — длины полурам соответственно передней и задней;

$\alpha$  — угол отклонения колес или полурам от прямолинейного;

$\psi_1$  и  $\psi_2$  — углы бокового увода шин соответственно трактора и полуприцепа (предельные значения  $\psi < 4^\circ$ ).

Поворот колесного трактора в агрегате с активным полуприцепом осуществляется с помощью силовых гидроцилиндров за счет складывания полурам полуприцепа, т. е. относительного их углового перемещения в горизонтальной плоскости вместе с осями ведущих колес.

Управление силовыми гидроцилиндрами может осуществляться по двум схемам: реверсивным золотником (гидрораспределитель типа 64БГ 74—24), управляемым рычагом (при этом используется раздельно-агрегатная гидравлическая система трактора), или гидрообъемным приводом рулевого

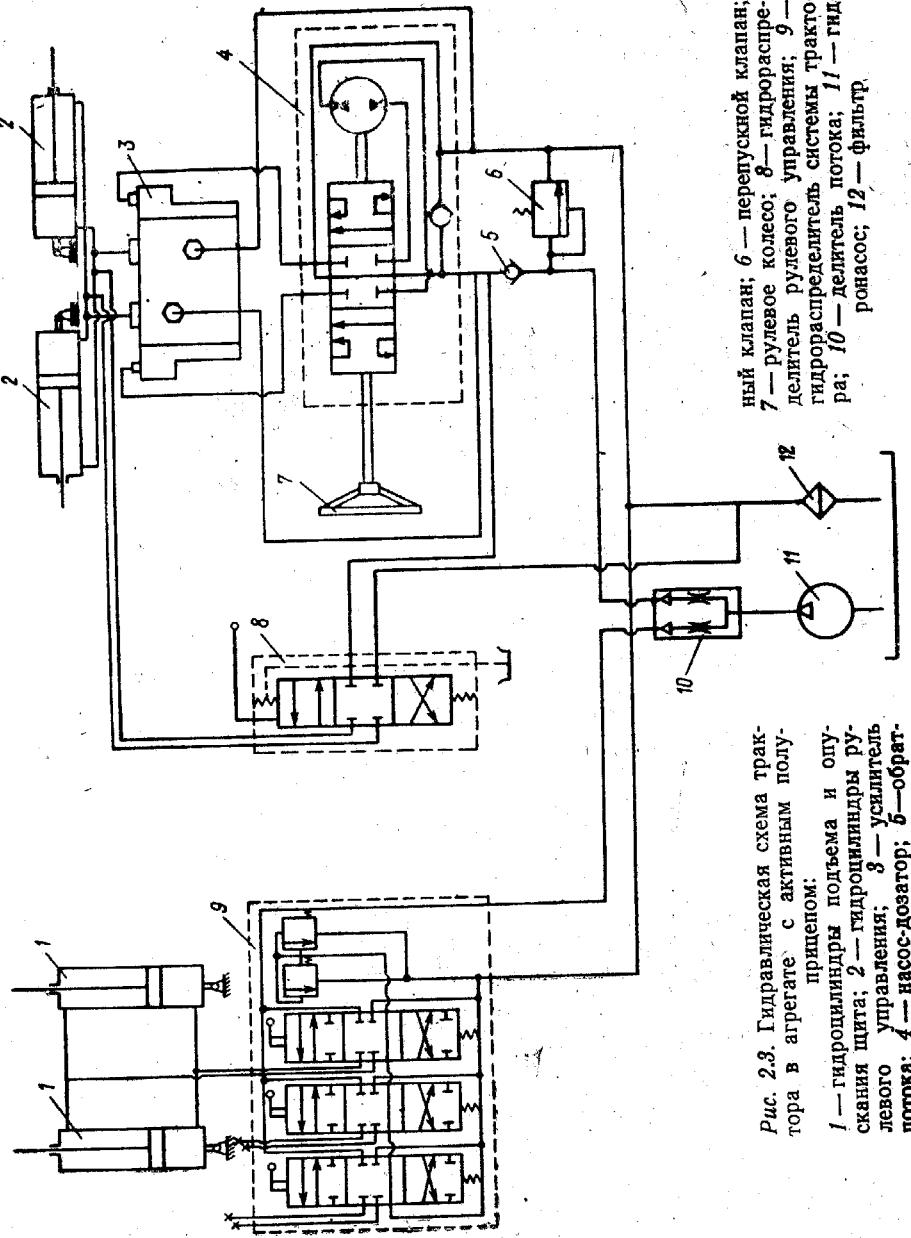


Рис. 2.3. Гидравлическая схема трактора в агрегате с активным управлением с прицепом:  
 1 — гидроцилиндры подъема и опускания цистерны; 2 — гидроцилиндры рулевого управления; 3 — усилитель потока; 4 — насос-дозатор; 5 — обратный

ный клапан; 6 — перепускной клапан;  
 7 — рулевое колесо; 8 — гидрораспре-  
 делитель рулевого управления; 9 —  
 гидрораспределитель системы тракто-  
 ра; 10 — делитель потока; 11 — гид-  
 ронасос; 12 — фильтр.

управления. Возможна также установка на одной машине обеих указанных выше систем управления (рис. 2.3).

Основные преимущества гидрообъемных приводов рулевого управления: компактность и небольшая масса, возможность расположения рулевого колеса в любом месте, простота регулирования его положения по высоте и углу наклона, обеспечивание привода рулевого управления при неработающем двигателе и масляном насосе.

Основой гидрообъемного рулевого привода служит вращающийся рулевым колесом 7 насос-дозатор 4, который обеспечивает регулирование подачи рабочей жидкости в полости силовых цилиндров 2 в соответствии с направлением и скоростью вращения рулевого колеса, при этом исключается механическая передача (механическая обратная связь).

#### Техническая характеристика насоса-дозатора НД-80

Теоретическая подача рабочей жидкости за 1 оборот вала, см <sup>3</sup>	80,0
Максимальное давление, МПа (кгс/см <sup>2</sup> )	15,68(160,0)
Максимальный поток рабочей жидкости, л/мин	63,0
Максимальный момент управления на валу, Н·м (кгс·м)	4,90(0,5)
Максимальный момент на валу при неработающем питающем насосе, Н·м (кгс·м)	122,63(12,5)
Масса, кг	8,0

Когда рулевое колесо неподвижно, насос-дозатор запирает масло в силовом цилиндре и открывает выход маслу от насоса в сливной канал. При вращении рулевого колеса вращается насос-дозатор и направляет масло под давлением в рабочую полость цилиндра в количестве, зависящем от угла поворота рулевого колеса. Если двигатель не работает и насос не подает масло, насос-дозатор засасывает масло и подает его в цилиндр. Усилие для вращения рулевого колеса в этом случае значительно возрастает.

Для обеспечения надежной работы аварийного управления (при остановке двигателя) взаимное расположение по высоте маслобака и насоса-дозатора, а также соединение их должно быть таким, чтобы при всасывании масла насосом-дозатором (из сливной магистрали) не образовывался вакuum выше чем 0,03 МПа. В связи с этим установка насоса-дозатора ниже уровня масла в баке является предпочтительней.

В гидрообъемном приводе рулевого управления, разработанном НАТИ, устанавливается усилитель потока 3, позволяющий использовать насос-дозатор небольшого объема.

Усилитель потока обеспечивает увеличение подачи рабочей жидкости в полости гидроцилиндра в соответствии с потоком, регулируемым насосом-дозатором. При этом для обес-

печения заданного передаточного числа рулевого привода не требуется изменение рабочего объема насоса-дозатора. Величина подачи определяется величиной коэффициента усиления по потоку, который задается настройкой усилителя потока.

Ведущий мост полуприцепа состоит из главной (центральной) передачи, дифференциала, тормозов и конечных (бортовых) передач.

Главная передача ведущего моста состоит из пары спиральных конических шестерен с передаточным числом  $i=4,33$ .

Дифференциал ведущего моста (рис. 2.4) представляет собой сдвоенную обгонную муфту двойного действия храпового типа и состоит из корпуса дифференциала 2, шлицевой обоймы 5, крышки 1 и ведомой шестерни 4. В корпусе, крышке и ведомой шестерне дифференциала установлены две оси 3, на каждой из которых на шпонке сидит собачка 6.

При вращении ведомой шестерни 4 собачки 6 вводятся в зацепление с внутренними шлицевыми обоймами 5 силой трения, возникающей между поверхностями тормозных шайб 7 и специальными упорами осей 8 собачек. Для создания силы трения оси постоянно поджимаются к тормозным шайбам пружинами. В зависимости от направления вращения собачка входит в зацепление одним или другим концом.

Если колеса трактора вращаются с буксованием менее 4%, то внутренние шлицевые обоймы обгоняют ведомую шестерню и собачки прощелкивают по зубьям этих внутренних обойм.

Как только буксование достигает 4%, поступательное движение трактора замедляется настолько, что угловые скорости обоймы и ведомой шестерни выравниваются. При дальнейшем увеличении буксования колес трактора крутящий момент начинает передаваться от ведомой шестерни через собачки на внутренние шлицевые обоймы через полуоси и конечные передачи к колесам полуприцепа.

У ведущего моста с обгонными муфтами на повороте ведущим колесом может быть только внутреннее.

Тормоза полуприцепа унифицированы с тормозами трактора.

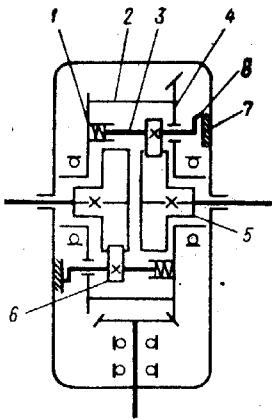


Рис. 2.4. Кинематическая схема дифференциала ведущего моста полуприцепа

Конечные передачи полуприцепа унифицированы с конечными передачами трактора, с которым агрегатируется полу-  
прицеп, или собраны из деталей редукторов других тракто-  
ров.

Колеса полуприцепа могут быть одинаковыми с колесами  
агрегатируемого трактора.

Привод активного полуприцепа осуществляется от син-  
хронного вала отбора мощности трактора или дифференциа-  
ла (если задний синхронный ВОМ на тракторе отсутствует).  
Конструкция привода состоит из цилиндрического или кони-  
ческого синхронизирующего редуктора и карданных передач.  
Все детали синхронизирующего редуктора, кроме корпуса и  
крышек, заимствованы от трансмиссии агрегатируемого трак-  
тора или трелевочного трактора ТДТ-55А. Передаточное чис-  
ло синхронизирующего редуктора выбирается с таким расче-  
том, чтобы ведущий момент передавался на колеса полупри-  
цепа через обгонные муфты дифференциала при буксовании  
колес трактора более 4%. При меньшем буксовании колес  
трактора колеса полуприцепа являются ведомыми.

Карданные передачи привода активного полуприцепа уни-  
фицированы с карданными передачами трактора ТДТ-55А и  
обеспечивают передачу вращения под углом при движении  
трактора с прицепом на поворотах (двойной кардан).

## 2.2. Унификация

Унификация деталей и узлов предусматривает примене-  
ние в конструкции машин одних и тех же деталей, узлов, аг-  
регатов. Это способствует сокращению номенклатуры дета-  
лей, уменьшению стоимости изготовления машины, облегчает  
снабжение предприятия и упрощает организацию производ-  
ства машины и ее эксплуатацию и ремонт.

При проектировании активных полуприцепов на основе  
унификации использовался принцип конструктивной преем-  
ственности, при котором в каждой конструкции в максималь-  
ной степени используются детали и узлы, уже примененные  
в других конструкциях. Особо следует отметить отсутствие  
в конструкциях полуприцепов вновь изготавливаемых шесте-  
рен и шлицевых валов.

Унификация активных полуприцепов проводилась по двум  
направлениям: а) унификация с базовыми моделями тракто-  
ров, б) унификация между активными полуприцепами к трак-  
торам различных классов тяги.

Примером унификации активных полуприцепов с базовым  
трактором может служить полуприцеп к трактору Т-40АМ.  
Унифицированными с трактором являются: картер ведущего  
моста, главная передача, дифференциал, полуоси, тормоза,

конечная передача и колеса, причем четыре первых позиции заимствуются от переднего ведущего моста этого же трактора.

Унификация между активными полуприцепами к тракторам различных классов тяги достигается тем, что такие узлы, как картер ведущего моста, главная передача, дифференциал, полуоси у всех полуприцепов одинаковые и заимствованы от переднего ведущего моста трактора Т-40АМ. Это возможно потому, что условия работы ведущего моста полуприцепов являются более легкими, чем условия работы переднего ведущего моста трактора Т-40АМ, так как привод ведущего моста полуприцепа осуществляется при большей угловой скорости и меньших моментах.

Карданные передачи привода всех активных полуприцепов заимствованы от трелевочного трактора ТДТ-55А.

Для привода рулевого управления активных полуприцепов в агрегате с тракторами классов тяги 6,0—9,0 кН (0,6—0,9 тс) используется гидрообъемный привод. На агрегатах с тракторами класса тяги 6,0 кН (0,6 тс) такой привод может использоваться без усилителя потока, а на агрегатах с тракторами классов тяги более 6,0 кН (0,6 тс)— с усилителем потока.

Универсальные шарниры на активных полуприцепах к тракторам класса тяги 6,0 и 9,0 кН (0,6 и 0,9 тс) устанавливаются одинаковыми.

Оригинальными узлами активных полуприцепов являются только полурамы.

## ГЛАВА 3

### АКТИВНЫЙ ПОЛУПРИЦЕП К ТРАКТОРУ Т-40АМ

#### 3.1. Назначение и область применения

Активный полуприцеп является принадлежностью колесного трактора Т-40АМ и служит для повышения его тягово-цепных качеств, проходимости и эффективности использования его в тяжелых условиях лесохозяйственного производства.

Активный полуприцеп в агрегате с трактором Т-40АМ является энергетическим средством механизации трелевки древесины при прореживании, проходных, санитарных, постепенных и выборочных рубках и для лесохозяйственных работ по восстановлению леса и борьбы с лесными пожарами.

Агрегат является базой для выполнения транспортных работ и установки различного технологического оборудования.

Активный полуприцеп в агрегате с трактором Т-40АМ может быть использован в лесной и лесостепной зонах СССР на влажных и временно переувлажненных почвах.

### 3.2. Конструктивные особенности активного полуприцепа

На рис. 3.1 изображены для сравнения трактор Т-40АМ и тот же трактор 1 с активным полуприцепом 2, оборудованным щитом и лебедкой.

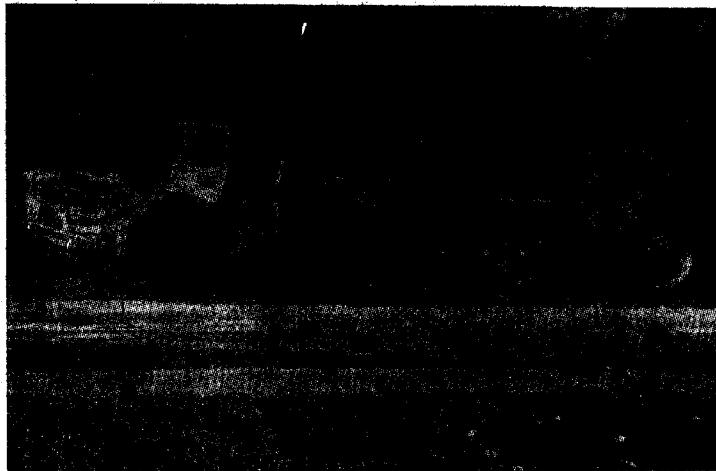


Рис. 3.1. Трактор Т-40АМ и трактор Т-40АМ в агрегате с активным полуприцепом

Активный полуприцеп собирается из главной передачи и дифференциала переднего ведущего моста, конечных передач и больших ведущих колес базового трактора.

Активный полуприцеп соединяется с трактором Т-40АМ рамой. Рама изготавливается из швеллеров № 14 и уголников № 10 и состоит из передней 1 и задней 2 полурам (рис. 3.2), связанных между собой центральным универсальным шарниром 3, который обеспечивает поворот полурам активного полуприцепа в горизонтальной и поперечной плоскостях. Этим достигается постоянный контакт всех колес с почвой при переезде препятствий высотой до 0,6 м.

Центральный универсальный шарнир (рис. 3.3) состоит из плиты 1 с вилками 2, внутренней трубы 4 с вилкой 5 и наружной трубы 6 с запрессованными в нее подшипниками скольжения 7.

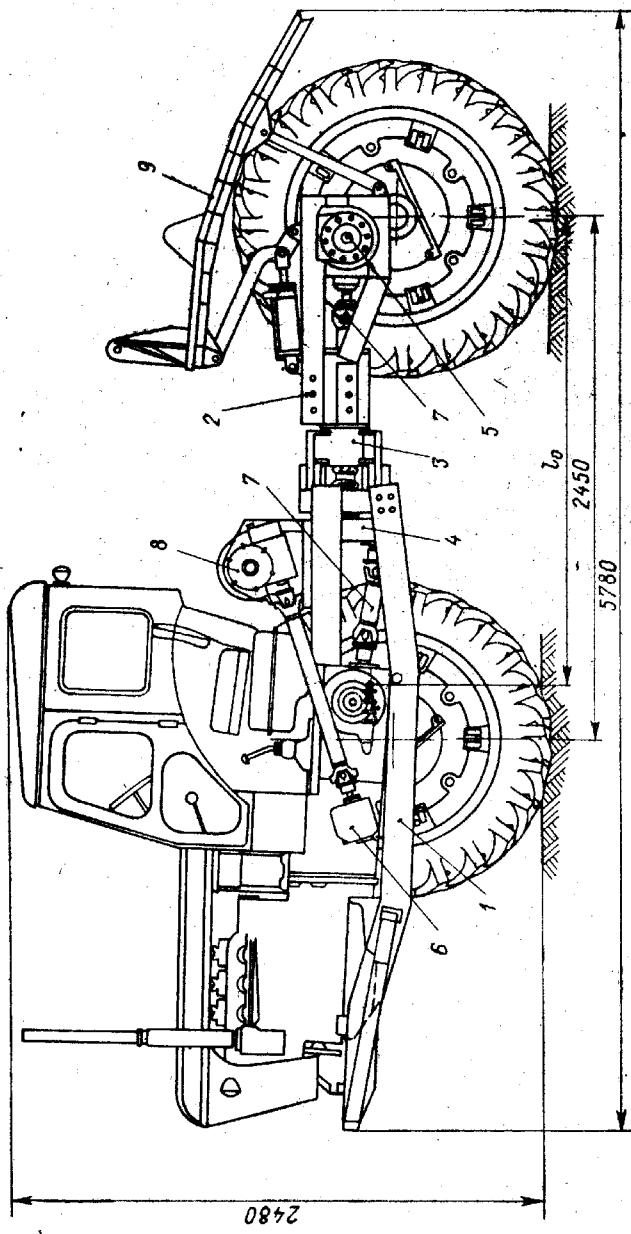


Рис. 3.2. Чертеж активного полуприцепа к трактору Т-40АМ с чоковым технологическим оборудованием:  
 1 — передняя полурама; 2 — задний полурама; 3 — центральный универсальный пярник; 4 — синхронизи-  
 рующий редуктор; 5 — ведущий мост активного полуцилиндра; 6 — угловой редуктор бокового ВОМа; 7 —  
 карданный вал; 8 — лебедка; 9 — щит

Плита 1 в верхней части крепится через угольники 3 к картеру заднего моста трактора Т-40АМ, а внизу — к передней полураме 1 (см. рис. 3.2) активного полуприцепа. Вилки 2 плиты 1 соединяются с вилкой 5 внутренней трубы 4 двумя вертикальными пальцами 9. Внутренняя труба 4 поворачивается в подшипниках 7 наружной трубы 6, которая соединяется пластинами 8 с задней полурамой активного полуприцепа.

Перемещение трубы 4 в осевом направлении относительно трубы 6 ограничивается фланцем 10, который крепится болтами 11 к торцу трубы 4.

На рис. 3.4 изображена кинематическая схема силовой передачи активного полуприцепа и трактора Т-40АМ.

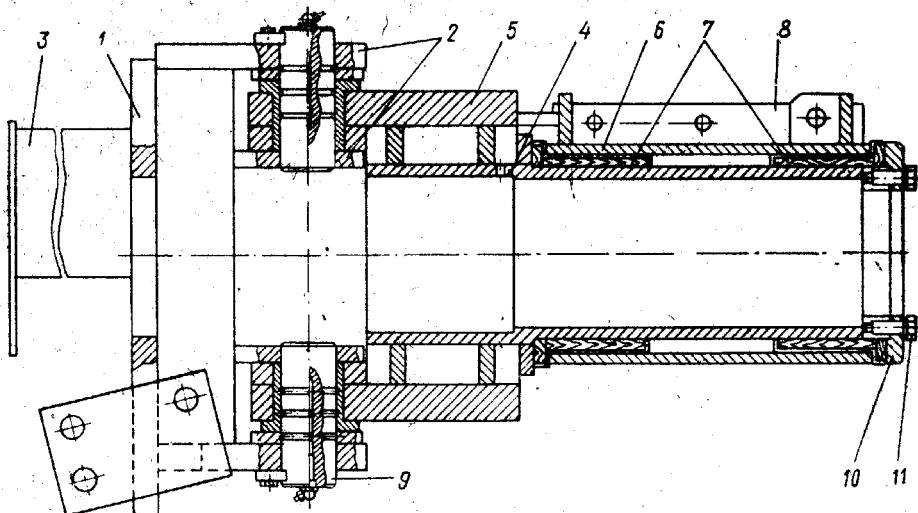


Рис. 3.3. Центральный универсальный шарнир активного полуприцепа в сборе:

1 — плита; 2 — вилка плиты; 3 — угольник; 4 — внутренняя труба; 5 — вилка внутренней трубы; 6 — наружная труба; 7 — подшипник; 8 — пластина; 9 — вертикальный палец; 10 — фланец; 11 — болт

Привод колес 6 активного полуприцепа осуществляется от заднего вала отбора мощности 1 трактора Т-40АМ через синхронизирующий редуктор 2, карданныую передачу 3, главную передачу и дифференциал со сдвоенной обгонной муфтой двойного действия храпового типа 4 и конечные передачи 5.

Активный полуприцеп подключается автоматически при пробуксовке колес трактора Т-40АМ.

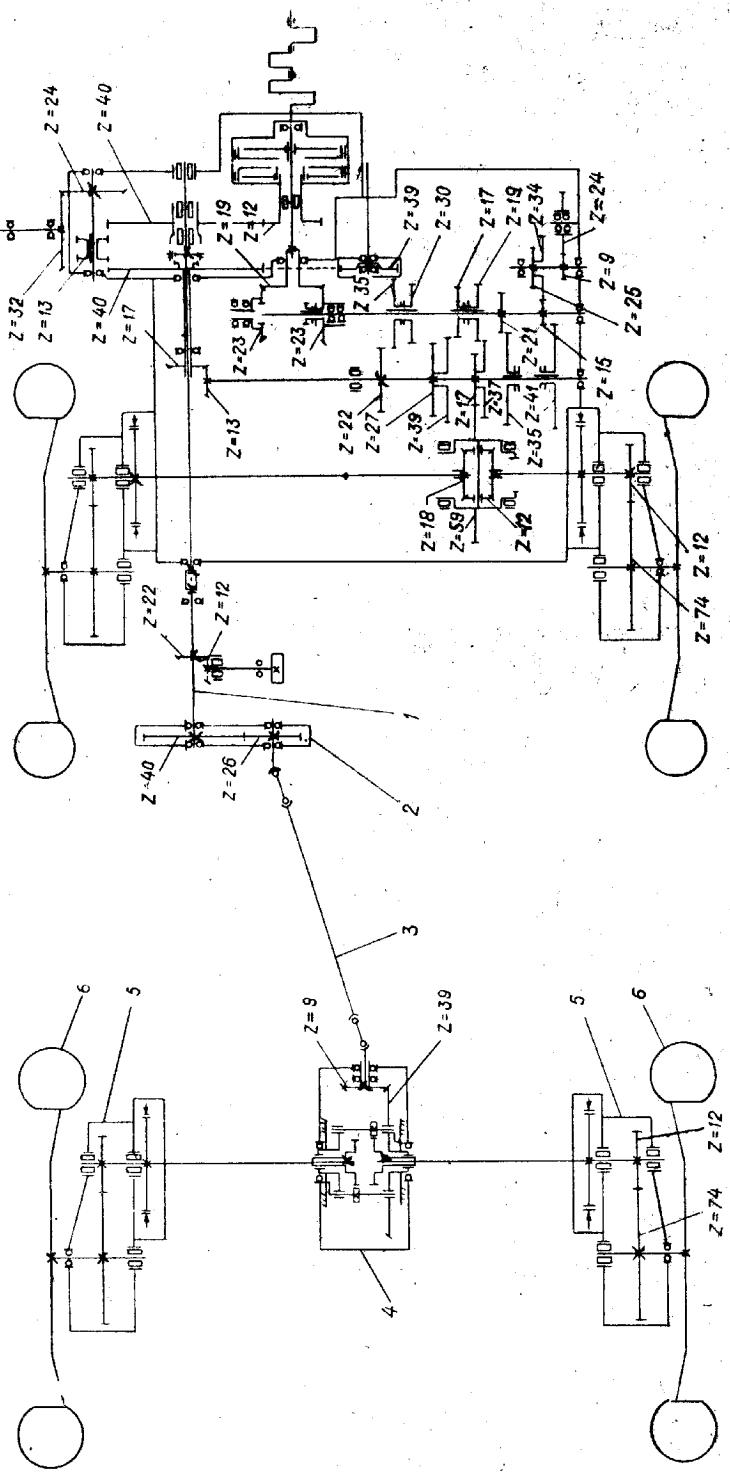


Рис. 8.4. Кинематическая схема силовой передачи активного полурищена

Синхронизирующий редуктор обеспечивает некоторое превышение (на 6,2%) общего передаточного числа к колесам активного полуприцепа по сравнению с общим передаточным числом к колесам трактора Т-40АМ.

Зависимость (3.1) служит для определения передаточного числа синхронизирующего редуктора:

$$i_{\text{ВОМ}} \cdot i_{c, p} \cdot i_{g, n}^n = 1,062 \cdot i_{g, n}^{\pi} \cdot i_{k, n}, \quad (3.1)$$

где  $i_{\text{ВОМ}}$  — передаточное число конической пары привода заднего вала отбора мощности

$$i_{\text{ВОМ}} = \frac{z=17}{z=13} = 1,31;$$

$i_{c, p}$  — передаточное число синхронизирующего редуктора;

$i_{g, n}^n$  — передаточное число главной передачи полуприцепа

$$i_{g, n}^n = \frac{z=39}{z=9} = 4,333;$$

$i_{k, n}$  — передаточное число конечной передачи

$$i_{k, n} = \frac{z=74}{z=12} = 6,17;$$

$i_{g, n}^{\pi}$  — передаточное число главной передачи трактора Т-40АМ

$$i_{g, n}^{\pi} = \frac{z=59}{z=17} = 3,47.$$

1,062 — коэффициент на 6,2% обеспечивающий превышение общего передаточного числа к колесам активного полуприцепа.

Значение чисел зубьев шестерен взято из кинематической схемы (рис. 3.4), и они подставлены в равенство (3.1):

$$1,31 \cdot i_{c, p} \cdot 4,333 \cdot 6,17 = 1,062 \cdot 3,47 \cdot 6,17$$

откуда

$$i_{c, p} = \frac{3,47 \cdot 1,062}{5,67} = 0,650.$$

Синхронизирующий редуктор (рис. 3.5) имеет сварной корпус 1 и собирается из шестерен 2 и 3, валов 4 и 5, подшипников 6 и 7, фланцев 8 и уплотнительных элементов 9 серийного трактора ТДТ-55.

Шестерня 2 с числом зубьев  $z=26$ , ведомый вал 4, подшипники 6 и 7, фланцы 8 и уплотнительные элементы 9 бе-рутся без переделки из редуктора привода лебедки трактора ТДТ-55. Шестерня 3 с числом зубьев  $z=40$  является шестерней пятой передачи каретки, пятой и четвертой передач коробки скоростей трактора ТДТ-55.

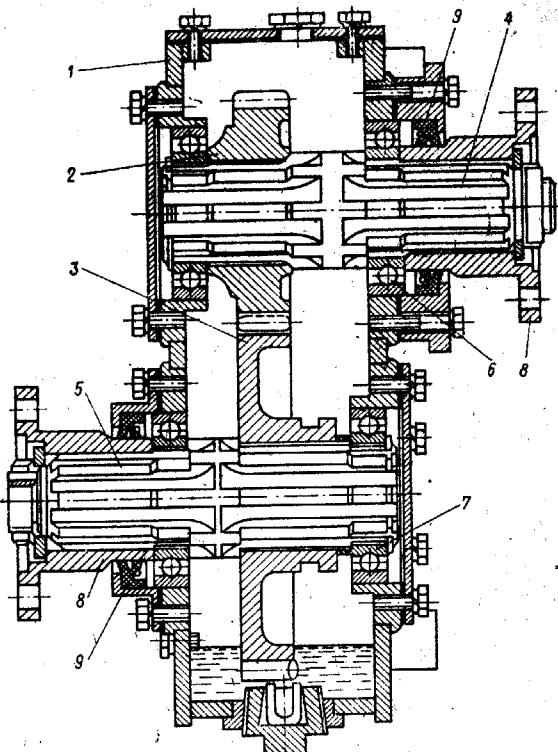


Рис. 3.5. Синхронизирующий редуктор активного полуприцепа:

1 — корпус; 2 — шестерня  $z=26$ ; 3 — шестерня  $z=40$ ; 4 — вал ведомый; 5 — вал ведущий; 6 и 7 — подшипники; 8 — фланец; 9 — сальник

Ведущий вал 5 синхронизирующего редуктора изготавливается из верхнего вала коробки скоростей того же трактора ТДТ-55.

Передаточное число синхронизирующего редуктора:

$$i_{c.p} = \frac{z=26}{z=40} = 0,650.$$

Синхронизирующий редуктор 4 (рис. 3.2) монтируется на передней полураме 1 перед центральным универсальным шарниром 3.

Привод синхронизирующего редуктора осуществляется от заднего вала отбора мощности трактора Т-40АМ посредством карданного вала 7.

Дальнейшая передача крутящего момента от синхронизирующего редуктора 4 к ведущему мосту 5 активного полу-

принципа осуществляется посредством серийных тракторных (ТДТ-55) карданных валов 7.

Ведущий мост активного полуприцепа (рис. 3.6) включает главную передачу, состоящую из пары спиральных конических шестерен 1 и 2, дифференциала 3, представляющего собой сдвоенную обгонную муфту двойного действия храпового типа, которые помещены в корпус моста 4, и полуоси 5 переднего ведущего моста трактора Т-40АМ. Полуоси 5 посредством ступиц тормозных барабанов 6 передают крутящий момент от главной передачи к конечным передачам 7. Корпус конечной передачи 7 соединяется с корпусом моста 4 посредством серийных тормозных рукавов 8 (правого и левого) трактора Т-40АМ и оригинальных проставок 9 (правой и левой), выполненных из труб с фланцами.

Ведущий мост соединяется с задней полурамой 10 посредством болтов 11.

Конечные передачи трактора Т-40АМ повернуты вперед, что уменьшает консоль моторной части трактора и увеличивает его клиренс.

Управление поворотом полуприцепа осуществляется двумя способами:

а) реверсивным распределителем, рычаг которого выведен в кабину трактора, установленным под капотом и связанным трубопроводами с силовым цилиндром поворота активного полуприцепа.;

б) гидрообъемным рулевым управлением.

Двойное управление позволяет обеспечивать надежную работу машины как в условиях лесосеки, так и на транспортных работах.

На тракторе Т-40АМ с активным полуприцепом установлено чокерное технологическое оборудование, которое состоит из серийной лебедки 8 от автомобиля ЗИЛ-131 с тяговым усилием до 39200 Н (4000 кгс) и сварного щита 9. Привод лебедки осуществляется через угловой редуктор 6 от бокового ВОМ и карданный вал от трактора ТДТ-55 (рис. 3.2).

На тракторе Т-40АМ с активным полуприцепом может быть установлено бесчокерное технологическое оборудование (рис. 3.7), которое включает специальный гидроманипулятор 1 с клещевым захватом 3, коник 2, силовое ограждение кабины 4. Лебедка может быть сохранена.

Привод манипулятора осуществляется от специальной насосной станции, состоящей из двух насосов и раздаточной коробки.

На рис. 3.8 представлена фотография активного полуприцепа в агрегате с трактором Т-40АМ с гидроманипулятором в работе на рубках ухода за лесом.

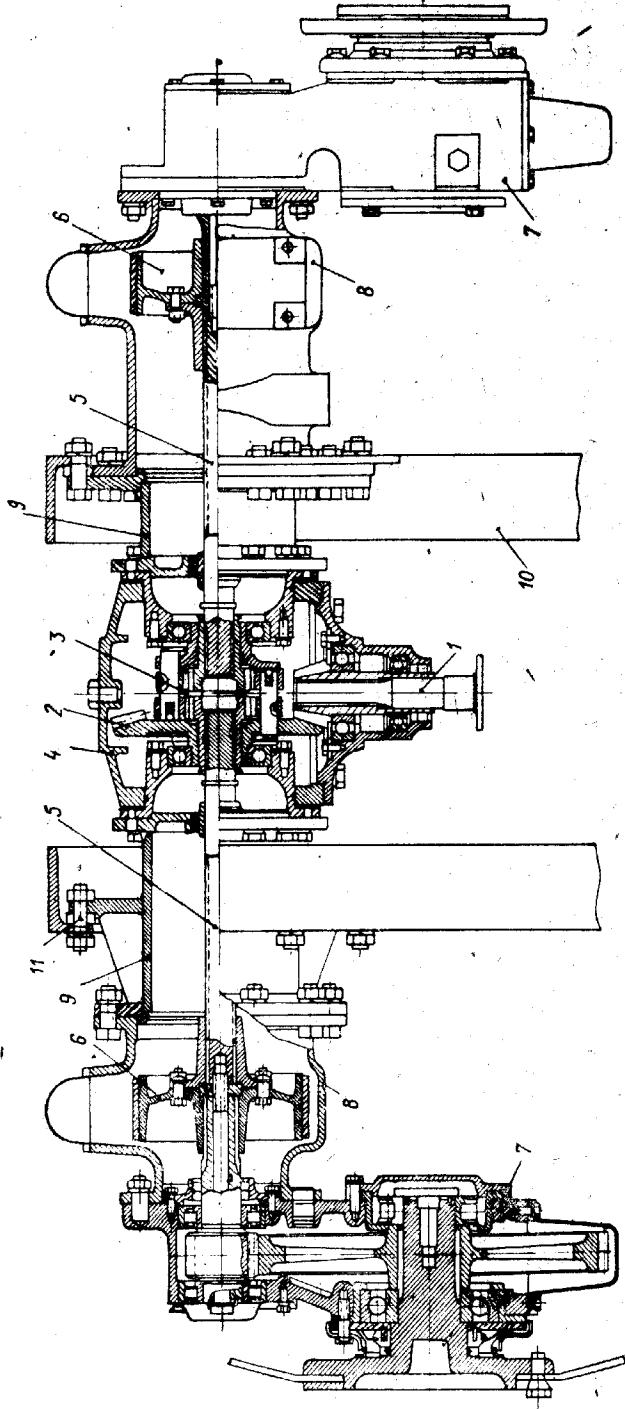


Рис. 3.6. Ведущий мост активного полуприцепа:  
 1 — ведущая шестерня главной передачи; 2 — ведомая шестерня главной передачи; 3 — дифференциал; 4 — корпус моста;  
 5 — полусось; 6 — тормозной барабан (правый и левый); 7 — левый; 8 — конечная передача; 9 — приставка (правая и левая);  
 10 — болт (правая и левая); 11 — задняя полурама; 10 — болт

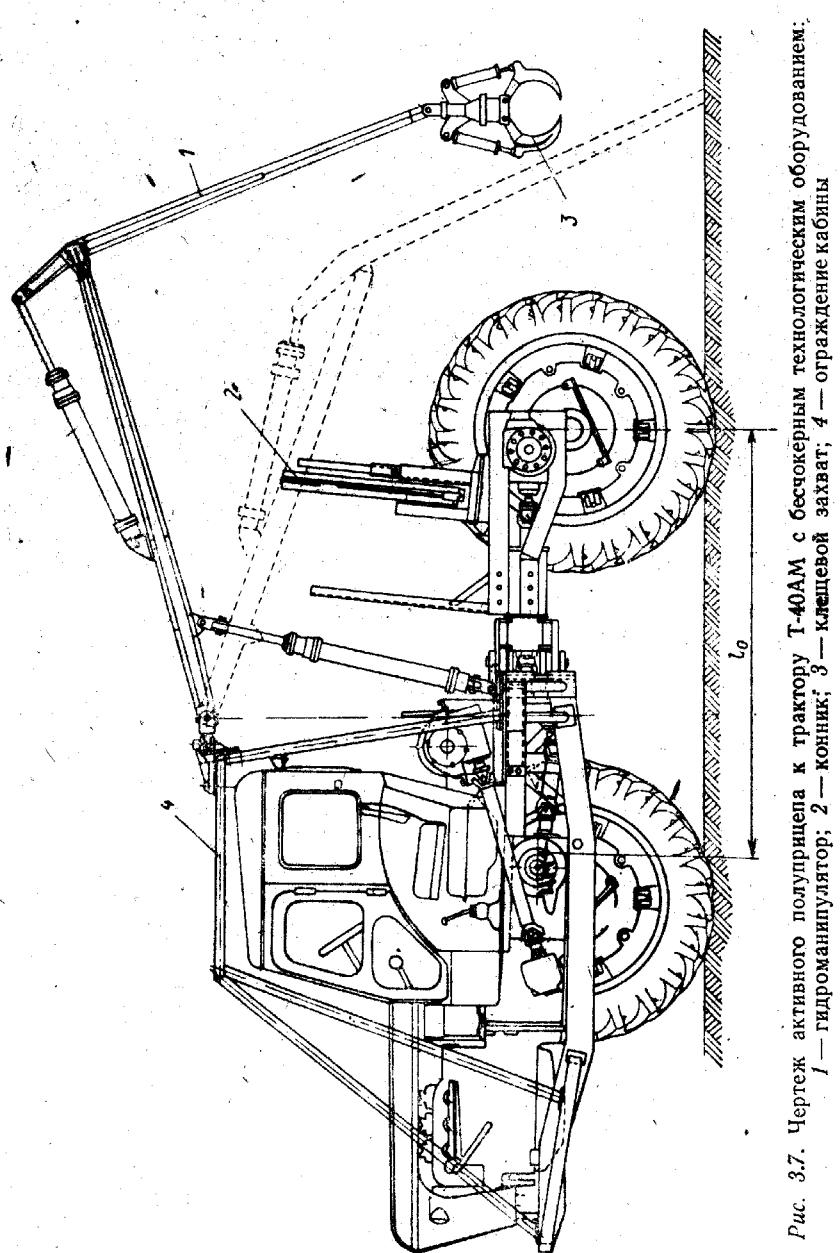


Рис. 3.7. Чертеж активного полуприцепа к трактору Т-40АМ с бесщекорным технологическим оборудованием:  
1 — гидроманипулятор; 2 — конник; 3 — бесщекорный захват; 4 — ограждение кабинны

Активный полуприцеп в агрегате с трактором Т-40АМ прошел всесторонние испытания в производственных условиях на различных видах работ, испытан на проходимость в



Рис. 3.8. Трактор Т-40АМ с активным полуприцепом с гидроманипулятором в лесу на рубках ухода

тяжелых почвенно-грунтовых условиях в сравнении с серийным трактором Т-40АМ. Испытания проводились весной и осенью в период распутицы и в зимний период. Испытания показали, что агрегат уверенно преодолевает участки пути со слабой несущей способностью в осенне-весенний период,

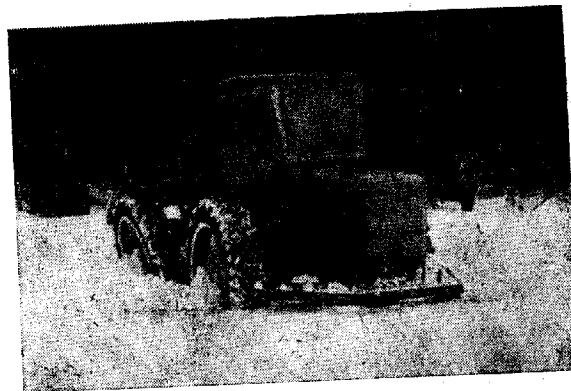


Рис. 3.9. Проходимость активного полуприцепа в агрегате с трактором Т-40АМ в глубоком снегу

а в зимний период преодолевает участки с глубиной снега до 0,8 м (рис. 3.9).

За счет универсального шарнира агрегат обладает хорошей маневренностью при движении между деревьями под пологом леса, сохраняя лесную среду.

В таких же условиях трактор Т-40АМ без полуприцепа практически работать не мог.

Рядовая работа в лесу показала, что активный полуприцеп надежен в эксплуатации и значительно повышает производительность труда агрегата на лесохозяйственных работах.

### 3.3. Краткая техническая характеристика трактора Т-40АМ в агрегате с активным полуприцепом

Габариты агрегата, мм:

длина (при поднятом погрузочном щите)	5780
ширина по колесам 300—965 (12,4/11—38) при колее 1514 мм	1800
высота по кабине	2480
База, мм	2450
Колея (регулируемая), мм	1218—1926
Минимальный дорожный просвет, мм при давлении в шинах МПа (кгс/см <sup>2</sup> ) под трактором	0,12(1,2) 550
под полуприцепом	750
Масса базового трактора Т-40АМ, кг	2610
Масса агрегата без технологического оборудования, кг	3315
Нагрузка под колесами, Н (кгс): трактора Т-40АМ активного полуприцепа	24230(2470) 8290(845)
Горизонтальная координата $l_0$ (рис. 3.2) центра масс относительно оси колес активного полуприцепа, мм	1832
Масса агрегата со щитом и лебедкой, кг	4000
Нагрузка под колесами, Н (кгс): трактора Т-40АМ активного полуприцепа	27468(2800) 11772(1200)
Горизонтальная координата $l_0$ центра масс относительно оси колес активного полуприцепа, мм	1715
Масса агрегата с гидроманипулятором, кг	4100
Нагрузка под колесами, Н (кгс): трактора Т-40АМ активного полуприцепа	30117(3070) 10104(1030)
Горизонтальная координата $l_0$ (рис. 3.7) центра масс относительно оси колес активного полуприцепа, мм	1840
Тяговое усилие лебедки на нижних витках, Н	37000
Максимальный вылет манипулятора, мм	4000
Скорость движения, км/ч	6,9—30,0
Соответствующие тяговые усилия, Н	13200—6800
Радиус поворота трактора Т-40АМ по внешнему следу колес при колее 1350 мм, мм	5175

Радиус поворота агрегата по внешнему	
следу колес, при колее 1514 мм (минимальный), мм . . . . .	3600
Мощность двигателя, кВт . . . . .	36,8(50 л. с.)
Количество ведущих колес . . . . .	4
Размеры шин . . . . .	300—965(12,4/11—38) или 360—762(14,9/13—30)
Масса колеса с шиной, диском и ободом, кг	160 или 162
Динамический радиус колеса, мм	720 или 635
Давление воздуха в шинах, МПа (кгс/см <sup>2</sup> )	0,125—0,150 (1,25—1,50)
Рама активного полуприцепа . . . . .	из двух полурам. соединенных уни- версальным шар- ниром
Угол поворота полурам, рад:	
а) в горизонтальной плоскости по ходу	
движения агрегата вправо и влево . . . . .	0,646(37°)
б) в поперечной плоскости вправо	
и влево . . . . .	0,263(15°)
Управление поворотом агрегата . . . . .	гидростатиче- ское, двух ты- пов: рычажный типа и объем- ное гидроруле- вое управление (ОГРУ)