ГОСУДАРСТВЕННЫЙ КОМИТЕТ ПО ИЗОБРЕТЕНИЯМ И ОТКРЫТИЯМ ПРИ ГКНТ СССР

ОПИСАНИЕ ИЗОБРЕТЕНИЯ

К АВТОРСКОМУ СВИДЕТЕЛЬСТВУ

(61) 1549804

(21) 4640810/11

(22) 24.01.89

(46) 07.06.91. Бюл. № 21

(71) Белорусский политехнический институт

(72) О.К.Довнар, А.Т.Скойбеда, О.Н.Протасеня и М.И.Трофимович

(53) 629.113(088.8)

(56) Авторское свидетельство СССР

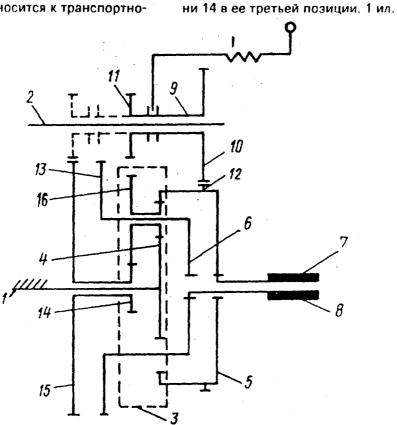
№ 1549804, кл. B 60 K 17/22, 1987.

(54) МЕХАНИЗМ ПРИВОДА ВАЛОВ ОТБО-РА МОЩНОСТИ ТРАНСПОРТНОГО СРЕД-СТВА

(57) Изобретение относится к транспортно-

му машиностроению, в частности к механизмам приводов валов отбора мощности тракторов и аналогичных самоходных машин. Цель изобретения — расширение технологических возможностей путем обеспечения реверсивных скоростей вращения выходных хвостовиков механизма. Планетарный механизм 3 снабжен дополнительной солнечной шестерней 14 с зубчатым венцом 15, связанной с основной шестерней 4 посредством двухвенцового сателлита 16. Подвижная шестерня 9 выполнена с возможностью выборочного взаимодействия меньшим венцом 11 с венцом 15 дополнительной шестер-

2



(19) SU (11) 1654043 A2

Изобретение относится к транспортному машиностроению, в частности к механизмам привода валов отбора мощности тракторов и аналогичных машин, и является усовершенствованием изобретения по 5 авт.св. № 1549804.

Цель изобретения - расширение кинематических возможностей путем обеспечения реверсивных скоростей вращения выходных хвостовиков.

На чертеже изображена схема механизма привода валов отбора мощности.

Механизм привода валов отбора мощности транспортного средства содержит водному валу 2 планетарный механизм 3, одно звено 4 которого - солнечная шестерня связано с корпусом 1, и второе 5 коронная шестерня, и третье 6 - водило, выборочно связаны с выходными хвосто- 20 виками 7 и 8, и подвижную шестерню 9, установленную на приводном валу 2 и снабженную венцами 10 и 11 для взаимодействия с зубчатыми венцами 12 и 13 звеньев 5 и 6 в двух ее позициях. Кроме того, плане- 25 тарный механизм 3 снабжен дополнительной солнечной шестерней 14 с зубчатым венцом 15, связанной с основной 4 посредством двухвенцовых сателлитов 16 и выползубьев основной солнечной шестерни 4, а подвижная шестерня 9 выполнена с возможностью выборочного взаимодействия ее меньшего венца 11 с венцом 15 дополнительной солнечной шестерни 14.

Повышенные прямые скорости вращения выборочно устанавливаемых хвостовиков 7 и 8 обеспечиваются в первой позиции подвижной шестерни 9, т.е. при ее связи венцом 10 с венцом 12 коронной шестерни 5. Для обеспечения пониженных прямых скоростей вращения выходных хвостовиков 7 и 8 включается вторая позиция шестерни 9, при которой ее венец 11 связывается с 10 венцом 13 водила 6. И для обеспечения реверсных скоростей вращения выходных хвостовиков 7 и 8 включается третья позиция шестерни 9, при которой ее венец 11 связывается венцом 15 дополнительной солнечкорпус 1, приводной вал 2, несоосный при- 15 ной шестерни 14 (на схеме показано пунктирной линией).

Формула изобретения

Механизм привода валов отбора мощности транспортного средства по авт.св. № 1549804, отличающийся тем, что, с целью расширения кинематических возможностей путем обеспечения реверсивных скоростей вращения выходных хвостовиков, планетарный механизм снабжен дополнительной солнечной шестерней, связанной с основной посредством двухвенцовых саненной с числом зубьев, меньшим числа 30 теллитов и выполненной с числом зубьев, меньшим числа зубьев основной, а подвижная шестерня выполнена с возможностью выборочного взаимодействия меньшим венцом с венцом указанной шестерни в ее 35 третьей позиции.

Редактор С.Патрушева

Составитель В.Яковлев Техред М.Моргентал

Корректор И.Муска

3akas 1920

Тираж 342

Подписное

ВНИИПИ Государственного комитета по изобретениям и открытиям при ГКНТ СССР 113035, Москва, Ж-35, Раушская наб., 4/5