

# $^{(19)}\,RU^{\,(11)}\,{\color{red}2\,\,319\,\,051}^{\,\,(13)}\,C1$

(51) ΜΠΚ *F16H 1/00* (2006.01) *F16H 25/06* (2006.01)

ФЕДЕРАЛЬНАЯ СЛУЖБА ПО ИНТЕЛЛЕКТУАЛЬНОЙ СОБСТВЕННОСТИ, ПАТЕНТАМ И ТОВАРНЫМ ЗНАКАМ

## (12) ОПИСАНИЕ ИЗОБРЕТЕНИЯ К ПАТЕНТУ

Статус: не действует (последнее изменение статуса: 28.07.2011)

- (21)(22) Заявка: 2006127355/11, 27.07.2006
- (24) Дата начала отсчета срока действия патента: 27.07.2006
- (45) Опубликовано: 10.03.2008 Бюл. № 7
- (56) Список документов, цитированных в отчете о поиске: EP 0020314 A1, 10.12.1980. RU 2247882 C1, 10.03.2005. RU 2241879 C1, 10.12.2004. US 4584904 A1, 29.04.1986. US 3705522 A1, 12.12.1972.

Адрес для переписки:

634050, г. Томск, пр-кт Ленина, 30, ТПУ, отдел интеллектуальной и промышленной собственности

(72) Автор(ы):

(RU)

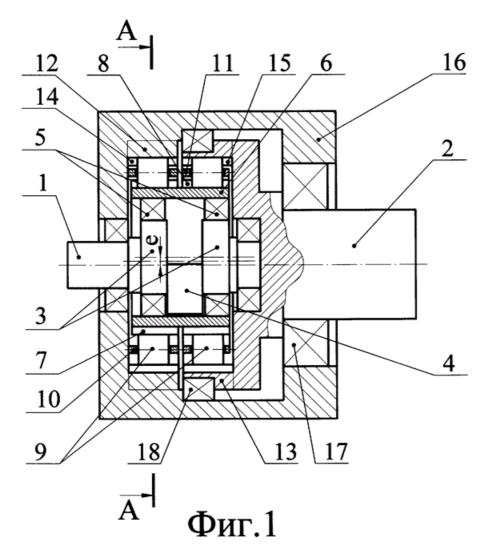
- Ефременков Егор Алексеевич (RU), Ан И-Кан (RU), Панкратов Эдуард Николаевич (RU)
- (73) Патентообладатель(и):

  Государственное образовательное
  учреждение высшего
  профессионального образования
  Томский политехнический университет

#### (54) ПЕРЕДАЧА С ПРОМЕЖУТОЧНЫМИ ЗВЕНЬЯМИ

### (57) Реферат:

Изобретение относится к машиностроению и может быть использовано в приводах высокоточных машин и механизмов. Передача содержит входной вал (1) с эксцентриковыми дисками (3), смещенными относительно центральной оси на величину е. На дисках посредством подшипников качения установлен сдвоенный кулачок (6), имеющий две раздельные циклоидальные поверхности. Промежуточные роликовые тела качения (9) расположены в два ряда по окружности и находятся в независимых сепараторах. Передача также содержит два колеса (12, 13), имеющих циклоидальные поверхности. Одно колесо (12) установлено неподвижно в корпусе (16) передачи. Другое колесо (13) жестко закреплено на выходном валу (2). Циклоидальный профиль каждого из колес контактирует со своим рядом роликовых промежуточных тел качения, которые одновременно контактируют циклоидальным профилем кулачка. Выходной вал (2) с колесом (13) установлен на двух разнесенных опорах качения (17, 18). Число циклоидальных профилей колеса отличается на два от числа циклоидальных профилей кулачка, находящихся одновременно в непрерывном контакте между собой посредством ряда роликовых промежуточных тел. Число роликовых промежуточных тел качения отличается на один от числа циклоидальных профилей. Изобретение позволяет увеличить ресурс работы передачи И передаточное число.



Изобретение относится к машиностроению и может быть использовано в приводах высокоточных машин и механизмов.

Известна передача с промежуточными звеньями (аналог), содержащая соосные быстроходный и тихоходный валы, кулачок с фигурным пазом, жестко связанный с быстроходным валом, промежуточные звенья, размещенные в радиальных пазах обоймы, и неподвижное центральное колесо с зубчатыми венцами (патент РФ N 2037698, МПК F16H 25/08, 1/00).

Недостатками этого устройства являются пониженный ресурс работы передачи изза возможности перекоса и заклинивания промежуточных звеньев в радиальных пазах обоймы, а также низкое передаточное число.

В качестве прототипа выбрана эпициклическая передача, имеющая свободновращающиеся роликовые приводные элементы, включающая входной вал с эксцентричным диском, на котором на подшипниках качения установлен сдвоенный кулачок, имеющий две раздельные эпитрохоидальные поверхности. Свободно вращающиеся роликовые элементы расположены в два ряда по окружности и находятся в индивидуальных, независимых обоймах. Каждый ряд роликовых элементов контактирует со своей эпитрохоидальной поверхностью кулачка. Передача также содержит два колеса, имеющих гипотрохоидальные поверхности. Причем одно из них установлено неподвижно в корпусе передачи, а другое жестко закреплено на выходном валу. Гипотрохоидальный профиль каждого из колес контактирует со своим рядом роликовых элементов, которые одновременно контактируют с эпитрохоидальным профилем кулачка. Выходной вал с профильным колесом консольно установлен в корпусе передачи и от возможного осевого перемещения фиксируется рядом сферических тел, расположенных в кольцевой обойме между колесами с гипотрохоидальными профилями. Число гипотрохоидальных профилей на два больше числа эпитрохоидальных профилей, находящихся одновременно в непрерывном контакте между собой посредством ряда роликовых элементов. Число роликовых элементов на один больше числа эпитрохоидальных профилей (патент США №4584904, МПК F16H 1/28, 21/12, 55/06,

Передача работает следующим образом.

В процессе работы быстроходный вал с эксцентриком вращается с рабочей частотой электродвигателя. На эксцентрике расположен сдвоенный кулачок с раздельными эпитрохоидальным профилями, который в процессе работы получает асцилирующее движение. Роликовые элементы, находящиеся в обойме, попадают в

клин между эпитрохоидальным профилем кулачка и гипотрохоидальным колеса, неподвижно закрепленного в корпусе передачи. Обкатываясь по гипотрохоидальному профилю неподвижного колеса, роликовые элементы вызывают поворот сдвоенного кулачка из-за различия числа эпитрохоидального и гипотрохоидального профилей. Из-за этого поворота второй ряд роликовых элементов, находящихся во второй обойме, попадает в клин между вторым эпитрохоидальным профилем кулачка и гипотрохоидальным профилем колеса, жестко закрепленного на выходном валу. Стремясь выкатиться из клина, роликовые элементы начинают вращать подвижное колесо вместе с выходным валом, который консольно установлен в корпусе передачи.

Недостатками этого устройства являются пониженный ресурс работы передачи и преждевременный выход механизма из строя из-за консольного расположение выходного вала и невозможности передачи воспринимать значительные радиальные нагрузки, а также заниженное обеспечиваемое передаточное число.

Задачей изобретения является увеличение ресурса работы передачи и передаточного числа.

 ${
m V}$ казанный технический результат достигается благодаря передаче с промежуточными звеньями, так же как в прототипе, содержащей входной вал с эксцентриковыми дисками, на которых на подшипниках качения установлен сдвоенный кулачок, имеющий две раздельные циклоидальные поверхности, отличающиеся по числу профилей. Промежуточные роликовые тела качения расположены в два ряда по окружности и находятся в индивидуальных, независимых сепараторах. Каждый ряд роликовых промежуточных тел контактирует с соответствующей циклоидальной поверхностью кулачка. Передача также содержит два колеса, имеющих циклоидальные поверхности. Причем одно из них установлено неподвижно в корпусе передачи, а другое жестко закреплено на выходном валу. Циклоидальный профиль каждого из колес контактирует со своим рядом роликовых промежуточных тел качения, которые одновременно контактируют с циклоидальным профилем кулачка. Согласно изобретению выходной вал с профильным колесом установлен на двух опорах качения. Одна опора находится у выходного конца вала в корпусе, а вторая - между колесами с циклоидальными профилями и установлена на колесе, жестко связанном с выходным валом. Кроме того, если число выступов профилей кулачка z, то количество роликовых промежуточных тел качения z±1, а количество выступов циклоидального профиля колеса z±2. Число выступов профилей кулачка в первом ряду зацепления отличается от числа выступов профиля кулачка во втором ряду зацепления.

Передача обеспечивает большие передаточные числа и способна передавать значительные крутящие моменты благодаря опоре качения, установленной между колесами с циклоидальными профилями и способной воспринимать значительные радиальные нагрузки и, соответственно, обеспечивать больший ресурс работы.

На фиг.1 изображена передача с промежуточными звеньями, продольный разрез; на фиг.2 - поперечное сечение A-A на фиг.1.

Передача с промежуточными звеньями содержит (фиг.1) соосные быстроходный 1 и тихоходный 2 валы, причем быстроходный вал 1 выполнен с эксцентриковыми дисками 3, смещенными относительно центральной оси передачи на величину е и имеет противовес 4 между эксцентриковыми дисками 3. На эксцентриковых дисках 3 установлены опоры качения 5, на которых расположен совмещенный кулачок 6, который имеет два независимых циклоидальных профиля 7 и 8. Каждый из циклоидальных профилей совмещенного кулачка 5 контактирует со своим рядом роликовых промежуточных тел качения 9, находящихся в независимых обоймах 10 и 11. Передача также включает два колеса 12 и 13 с циклоидальными профилями 14 и 15, которые контактируют с независимыми рядами роликовых промежуточных тел 9. Колесо 12 неподвижно установлено в корпусе 16, а колесо 13 жестко связано с выходным валом 2, который совместно с колесом 10 находится в корпусе 16 на двух опорах качения 17 и 18. Одна опора качения 17 установлена в корпусе 16, а другая 18 закреплена на колесе 13, которое жестко связано с выходным валом 2. Таким образом, выходной вал базируется на двух разнесенных опорах качения. Кроме того, если количество выступов циклоидального профиля 7 кулачка 6 равняется z, то количество роликовых промежуточных тел 9 первого зацепления равняется z±1, а количество выступов циклоидального профиля 14 колеса 12 равняется z±2. Аналогично во втором контуре зацепления, если число циклоидального профиля 8 совмещенного кулачка 6 равняется  $z_1$ , то количество роликовых промежуточных тел 9 второго зацепления равняется  $z_1\pm 1$ , а количество выступов циклоидального профиля 15  $z_1 \pm 2$ . Причем число выступов циклоидального профиля 7 отличается от числа выступов циклоидального профиля 8.

Передача работает следующим образом.

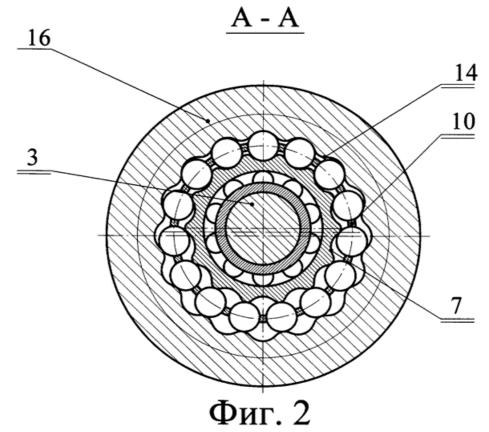
В процессе работы быстроходный вал 1 с эксцентриковыми дисками 3 вращается с рабочей частотой электродвигателя (см. фиг.1). Благодаря выполненным на быстроходном валу 1 эксцентричным дискам 3 совмещенный кулачок 6 получает асцилирующее движение, поскольку роликовые промежуточные тела 9 обоймы 10, попадая в клин между профилем 7 кулачка 6 и профилем 14 неподвижного колеса 12, обкатываясь по профилю 14 неподвижного колеса 12, вызывают поворот кулачка 6,

из-за различия числа выступов профиля 14 колеса 12, циклоидального профиля 7 и числа роликовых промежуточных тел 9 на единицу (см. фиг.2). Далее вращательное движение кулачка 6 и второго циклоидального профиля 8 передается через роликовые промежуточные тела 9 в обойме 11 и профиль 15 на колесо 13, которое жестко соединено с тихоходным валом 2. Тихоходный вал 2 вращается на двух разнесенных опорах 17 и 18, одна из которых 17 установлена в корпусе 16, а вторая опора 18 - на колесе 13 в корпусе 16, т.е. между профильными колесами 12 и 13.

Таким образом, предложенное решение увеличивает ресурс и долговечность передачи, увеличивая воспринимаемые радиальные нагрузки, за счет установки выходного вала на две разнесенные опоры качения и увеличивает передаточное число механизма за счет более широкого варьирования разницей между числом сопрягаемых элементов передачи.

#### Формула изобретения

Передача с промежуточными звеньями, содержащая входной вал с эксцентриковыми дисками, смещенными от центральной оси на величину е, на которых на подшипниках качения установлен сдвоенный кулачок, имеющий две раздельные циклоидальные поверхности, роликовые промежуточные тела качения, расположенные в два ряда по окружности в индивидуальных независимых сепараторах и одновременно контактирующие с соответствующей циклоидальной поверхностью кулачка и циклоидальной поверхностью центральных колес, одно из которых неподвижно установлено в корпусе передачи, а другое жестко закреплено на выходном валу, отличающаяся тем, что выходной вал с профильным колесом установлен на двух разнесенных опорах качения, одна из опор размещена в корпусе, а вторая, радиальная - между колесами с циклоидальными профилями и установлена на колесе, жестко связанном с выходным валом, при этом если число циклоидальных профилей кулачка равно z, то количество роликовых промежуточных тел качения z±1, а количество выступов циклоидального профиля колеса z±2.



# извещения

ММ4А - Досрочное прекращение действия патента СССР или патента Российской Федерации на изобретение из-за неуплаты в установленный срок пошлины за поддержание патента в силе

(21) Регистрационный номер заявки: 2006127355

Дата прекращения действия патента: 28.07.2008

Извещение опубликовано: <u>20.05.2010</u> БИ: 14/2010