

УКРАЇНА

UKRAINE



ПАТЕНТ

НА ВИНАХІД

№ 90599

ТРАНСМІСІЯ ПОВНОПРИВІДНОГО ТРАНСПОРТНОГО ЗАСОБУ

Видано відповідно до Закону України "Про охорону прав на винаходи і корисні моделі".

Зареєстровано в Державному реєстрі патентів України на винаходи
11.05.2010.

Голова Державного департаменту
інтелектуальної власності

М.В. Паладій



(19) UA

(51) МПК (2009)
 В60К 17/34
 В60К 5/00
 В60К 8/00

- | | | |
|--|---------------------------------|---|
| (21) Номер заявки: | a 2008 13517 | (72) Винахідник: |
| (22) Дата подання заявки: | 24.11.2008 | Бондарев Сергій
Григорович, UA |
| (24) Дата, з якої є чинними права на винахід: | 11.05.2010 | (73) Власник: |
| (41) Дата публікації відомостей про заявку та номер бюллетеня: | 25.02.2010,
Бюл.№ 4 | Бондарев Сергій
Григорович,
вул. Краснопільська, 54,
м.Суми, 40016, UA |
| (46) Дата публікації відомостей про видачу патенту та номер бюллетеня: | 11.05.2010,
Бюл. № 9 | |

(54) Назва винаходу:

ТРАНСМІСІЯ ПОВНОПРИВІДНОГО ТРАНСПОРТНОГО ЗАСОБУ

(57) Формула винаходу:

Трансмісія повнопривідного транспортного засобу, яка містить зчеплення, коробку перемикання швидкостей, роздавальну коробку, міжмостовий диференціал, валі, трубчасті приставки, головні передачі переднього та заднього мосту, яка **відрізняється** тим, що двигун об'єднаний з елементами трансмісії в один інтегрований силовий блок, який розташований у міжколісній базі, при цьому осі симетрії колінчастого вала двигуна, валів коробки перемикання швидкостей, роздавальної коробки, міжмостового диференціала, валів, трубчастих приставок, ведучих шестерень головних передач переднього та заднього мостів лежать в одній горизонтальній площині.



УКРАЇНА

(19) UA (11) 90599

(13) C2

(51) МПК (2009)

B60K 17/34

B60K 5/00

B60K 8/00

МІНІСТЕРСТВО ОСВІТИ
І НАУКИ УКРАЇНИДЕРЖАВНИЙ ДЕПАРТАМЕНТ
ІНТЕЛЕКТУАЛЬНОЇ
ВЛАСНОСТІ

ОПИС

ДО ПАТЕНТУ НА ВИНАХІД

(54) ТРАНСМІСІЯ ПОВНОПРИВІДНОГО ТРАНСПОРТНОГО ЗАСОБУ

1

2

(21) a200813517

(22) 24.11.2008

(24) 11.05.2010

(46) 11.05.2010, Бюл. № 9, 2010 р.

(72) БОНДАРЕВ СЕРГІЙ ГРИГОРОВИЧ

(73) БОНДАРЕВ СЕРГІЙ ГРИГОРОВИЧ

(56) UA 1903 U, B60K17/34, 15.07.2003

EP 0553670 A1, B60K17/346, 04.08.1993

JP 3092430 A, B60K17/34, 17.04.1991

JP 7266902 A, B60K5/02, 17.10.1995

US 3921742 A, B60K17/28, 25.11.1975

WO 9952733 A1, B60K17/04, 21.10.1999

(57) Трансмісія повнопривідного транспортного засобу, яка містить зчеплення, коробку переми-

кання швидкостей, роздавальну коробку, міжмостовий диференціал, вали, трубчасті приставки, головні передачі переднього та заднього мосту, яка відрізняється тим, що двигун об'єднаний з елементами трансмісії в один інтегрований силовий блок, який розташований у міжколісній базі, при цьому осі симетрії колінчастого вала двигуна, валів коробки перемикання швидкостей, роздавальної коробки, міжмостового диференціала, валів, трубчастих приставок, ведучих шестерень головних передач переднього та заднього мостів лежать в одній горизонтальній площині.

Винахід відноситься до області машинобудування, зокрема, до автомобілебудівної промисловості і може бути використаний для створення повнопривідних трансмісій тракторів, легкових і вантажних автомобілів, та автобусів.

Відома трансмісія з колісною формулою 4×4, до якої входять; зчеплення, коробка передач, проміжний карданний вал, роздавальна коробка, карданні валі та головні передачі заднього і переднього мостів. [Кисляков В.Ф., Лущик В.В. Будова й експлуатація автомобілів. Підручник. - К.: Либідь, 1999. - с 230, рис.4.1в]

Проте така трансмісія поряд з позитивними конструкторсько-експлуатаційними якостями, такими, як легкість візуального огляду двигуна та доступ для його ремонту, розташування двигуна вище осей мостів, яке дозволяє долати водні перепони певної глибини, відпрацювання на технологічність конструкції і ряд інших, має низку істотних недоліків, до яких слід віднести; її громіздкість, велику кількість рухомих проміжних елементів, а розташування центру ваги автомобіля у горизонтальній площині не є оптимальним, оскільки не знаходиться посередині, що в свою чергу унеможливлює забезпечення однакового навантаження на кожне колесо (окрім випадку, коли йдеться про вантажні автомобілі з певним розрахунковим ван-

тажем у кузові). Крім того, розташування центру ваги автомобіля у вертикальній площині знаходитьться значно вище осей симетрії мостів, що зменшує його стійкість на віражах, або на бокових ухилах.

Відома трансмісія автомобіля «Татра» Т-815, [Аксенов П.В. Многоосные автомобили. 2-е издание переработанное и дополненное. - М.: Машиностроение, 1989. - 278с.], яка містить надрамник, встановлений на трубчасту раму, до якої входять; проходні головні передачі, кожна з яких пов'язана з відповідною парою маточин через напіввіси з шарнірами рівних кутових швидкостей, трубчасті приставки різної довжини, опорні несучі кронштейни, та роздавальна коробка передач.

Але така компоновка трансмісії має ще більш підвищений центр ваги, оскільки силовий агрегат та коробка передач знаходяться над трубчастою рамою у її передній частині, за рахунок чого, транспортний засіб має нерівномірне навантаження на колеса (без вантажу у кузові) та низьку стійкість на віражах.

При аналізі існуючих технічних рішень, в даній області техніки не виявлені об'єкти, які володіють сукупністю ознак і рівнем технологічності пропонованої конструкції. Це дозволяє стверджувати, що

(13) C2

(11) 90599

(19) UA

пропоноване технічне рішення є новим та має ви-нахідницький рівень.

В основу винаходу поставлене завдання розробити таку повнопривідну трансмісію, в якій раціональне розміщення зчеплення, коробки передач, роздавальної коробки, міжмостового диференціала та двигуна дозволило б максимально знизити центр ваги, та сконцентрувати його у міжколісній базі і за рахунок цього підвищити стійкість транспортного засобу.

Поставлена мета досягається за рахунок того, що трансмісія повнопривідного транспортного засобу, яка містить зчеплення, коробку швидкостей, роздавальну коробку, міжмостовий диференціал, валі, трубчасті проставки, головні передачі переднього та заднього мосту, об'єднані з двигуном в один інтегрований силовий блок, який завдяки своєї компактності розташований у міжколісній базі, при цьому осі симетрії колінчастого валу двигуна, коробки швидкостей, роздавальної коробки, міжмостового диференціала, валів, трубчастих проставок, ведучих шестерень головних передач переднього та заднього мостів лежать в одній горизонтальній площині.

На Фіг.1 показана схема трансмісії з колісною формулою 4×4, загальний вигляд.

Повнопривідна трансмісія має інтегрований силовий блок 1, трубчасту проставку переднього 2, та заднього мосту 3, ведучі вали переднього 5, та заднього мосту 4, головні передачі переднього 6 та заднього мосту 7, підвіси 8, шарніри рівних кутових швидкостей 9, маточини коліс 10. Інтегрований силовий блок 1, трубчасті проставки переднього 2, та заднього мосту 3, корпуси головних передач переднього 6 та заднього мосту 7, - являють собою єдиний модуль, названі елементами якого жорстко пов'язані між собою.

Кінематична схема повнопривідної трансмісії зображена на Фіг.2. До складу інтегрованого силового блоку 1 входять; горизонтально розташований двигун внутрішнього згоряння 1.1, зчеплення 1.2, коробка зміни передач 1.3, розподільна коробка 1.4, міжмостовий диференціал 1.5.

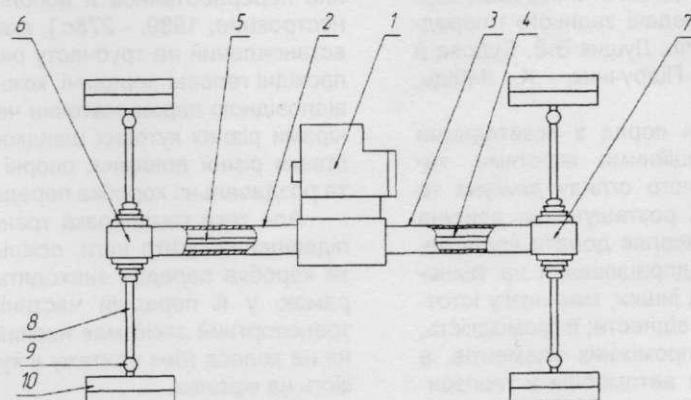
Трансмісія з колісною формулою 4×4 працює наступним чином. Крутний момент від двигуна

внутрішнього згоряння 1.1 передається на консольне багатодискове зчеплення 1.2 після чого, завдяки пари шестерень з зовнішнім зачепленням передається на ведучий шестеренчастий блок коробки швидкостей 1.3, ось якого жорстко з'єднана з шестернями, від першої до п'ятої передачі, та з шестернею заднього руху, які постійно введені в зачеплення з відповідними шестернями веденого валу. Завдяки муфтам синхронізаторів, які розташовані і працюють за класичною схемою на веденому валі (на схемі не показані), крутний момент від ведучого валу на ведений передається у разі реалізації швидкостей від першої до п'ятої, або реверсивної передачі. На протилежному кінці веденого валу розташований блок шестерень розподільної коробки швидкостей 1.4, який пов'язаний з відповідними шестернями диференціалу 1.5 з різним передаточним відношенням, завдяки чому, маємо можливість вибирати режим руху «швидкісний», або «уповільнений».

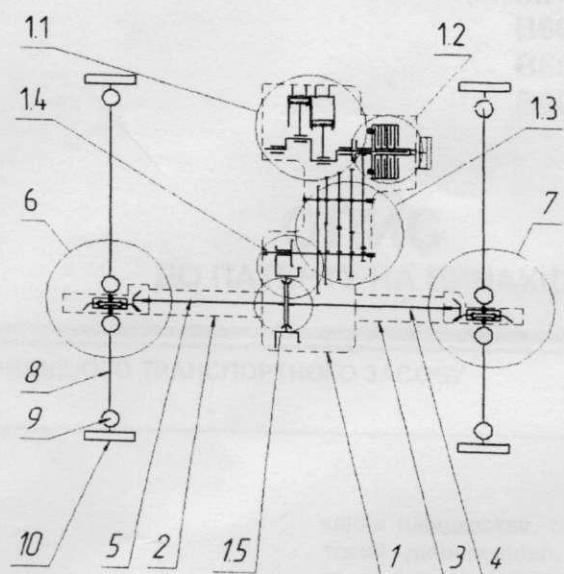
Через міжмостовий диференціал за допомогою ведених валів 4 та 5, які знаходяться у внутрішніх порожнінах трубчастих проставок 2 та 3, крутний момент розподіляється на ведучі шестерні головних передач відповідно 6 та 7, а далі, через мостові диференціали на підвіси 8, та через шарніри рівних кутових швидкостей 9 - до маточин 10, на які встановлені колеса.

Таким чином, раціональне розташування зчеплення, коробки передач, роздавальної коробки, міжмостового диференціалу і поєднання їх з силовим агрегатом в один інтегрований силовий блок в якому осі симетрії колінчастого вала двигуна, коробки швидкостей, роздавальної коробки, міжмостового диференціала, валів, трубчастих проставок, ведучих шестерень головних передач переднього та заднього мостів лежать в одній горизонтальній площині забезпечує найменшу висоту, і сприяє максимальному зниженню центра ваги.

Отже розташування інтегрованого силового блоку у міжколісній базі в горизонтальній площині дозволяє максимально знизити центр ваги, і за рахунок цього підвищити стійкість транспортного засобу.



Фіг. 1



Фіг. 2