

(19) 日本国特許庁(JP)

(12) 特許公報(B2)

(11) 特許番号

特許第3860593号
(P3860593)

(45) 発行日 平成18年12月20日(2006.12.20)

(24) 登録日 平成18年9月29日(2006.9.29)

(51) Int.C1.

F 1

B60K 17/04	(2006.01)	B60K 17/04	Z H V G
B60K 6/04	(2006.01)	B60K 6/04	1 5 1
F16H 3/62	(2006.01)	B60K 6/04	1 7 0
		B60K 6/04	5 5 3
		B60K 6/04	7 3 3

請求項の数 33 (全 27 頁) 最終頁に続く

(21) 出願番号 特願2004-368559 (P2004-368559)
 (22) 出願日 平成16年12月20日 (2004.12.20)
 (62) 分割の表示 特願2002-226765 (P2002-226765)
 の分割
 原出願日 平成14年8月2日 (2002.8.2)
 (65) 公開番号 特開2005-132365 (P2005-132365A)
 (43) 公開日 平成17年5月26日 (2005.5.26)
 審査請求日 平成17年7月29日 (2005.7.29)

(73) 特許権者 000003207
 トヨタ自動車株式会社
 愛知県豊田市トヨタ町1番地
 (73) 特許権者 000100768
 アイシン・エィ・ダブリュ株式会社
 愛知県安城市藤井町高根10番地
 (74) 代理人 100082337
 弁理士 近島 一夫
 (72) 発明者 足立 昌俊
 愛知県豊田市トヨタ町1番地 トヨタ自動車株式会社内
 (72) 発明者 本池 一利
 愛知県豊田市トヨタ町1番地 トヨタ自動車株式会社内

最終頁に続く

(54) 【発明の名称】ハイブリッド駆動装置並びにそれを搭載した自動車

(57) 【特許請求の範囲】

【請求項1】

内燃エンジンからの出力を出力部に伝達すると共に、該出力部に第2の電気モータからの出力を入力してなるハイブリッド駆動装置において、

第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、前記第2の電気モータと前記出力部との間に介在する変速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤは、内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記変速装置は、少なくとも2個の摩擦係合要素と、これら摩擦係合要素を作動するアクチュエータとを有し、

前記第2の電気モータを収納するモータケースを有し、

前記モータケースは、前記第2の電気モータのロータを支持するベアリングを装着した支持部である隔壁を有し、

該隔壁に、前記ベアリングと軸方向にオーバラップして前記アクチュエータの1個を配置してなる、

ことを特徴とするハイブリッド駆動装置。

【請求項2】

内燃エンジンと、駆動車輪と、該内燃エンジンからの出力を出力部に伝達すると共に、該出力部に第2の電気モータからの出力を入力してなるハイブリッド駆動装置と、を備え

10

20

、前記出力部からの出力を前記駆動車輪に伝達してなる自動車において、

第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、前記第2の電気モータと前記出力部との間に介在する变速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤは、前記内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記变速装置は、少なくとも2個の摩擦係合要素と、これら摩擦係合要素を作動するアクチュエータとを有し、

前記第2の電気モータを収納するモータケースを有し、

前記モータケースは、前記第2の電気モータのロータを支持するペアリングを装着した支持部である隔壁を有し、

該隔壁に、前記ペアリングと軸方向にオーバラップして前記アクチュエータの1個を配置してなる、

ことを特徴とする自動車。

【請求項3】

第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、第2の電気モータと、变速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤにて、内燃エンジンの出力を前記第1の電気モータを制御して出力部に出力し、

更に該出力部に、前記第2の電気モータの出力を前記变速装置にて複数段に变速して入力し、

前記变速装置は、少なくとも2個の摩擦係合要素と、これら摩擦係合要素を作動するアクチュエータとを有し、

前記第2の電気モータを収納するモータケースを備え、

前記モータケースは、前記第2の電気モータのロータを支持するペアリングを装着した支持部である隔壁を有し、

該隔壁に、前記ペアリングと軸方向にオーバラップして前記アクチュエータの1個を配置してなる、

ことを特徴とするハイブリッド駆動装置。

【請求項4】

内燃エンジンと、駆動車輪と、ハイブリッド駆動装置と、を備え、

前記ハイブリッド駆動装置は、第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、第2の電気モータと、变速装置と、を有し、前記動力分配用プラネタリギヤにて、前記内燃エンジンの出力を前記第1の電気モータを制御して出力部に出力し、

更に該出力部に、前記第2の電気モータの出力を前記变速装置にて複数段に变速して入力し、かつ該出力部を前記駆動車輪に連動し、

前記变速装置は、少なくとも2個の摩擦係合要素と、これら摩擦係合要素を作動するアクチュエータとを有し、

前記第2の電気モータを収納するモータケースを備え、

前記モータケースは、前記第2の電気モータのロータを支持するペアリングを装着した支持部である隔壁を有し、

該隔壁に、前記ペアリングと軸方向にオーバラップして前記アクチュエータの1個を配置してなる、

自動車。

【請求項5】

内燃エンジンからの出力を出力部に伝達すると共に、該出力部に第2の電気モータからの出力を入力してなるハイブリッド駆動装置において、

第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、前記第2の電気モータと前記出力部との間に介在する变速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤは、内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要

10

20

30

40

50

素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記変速装置は、ロングピニオン及びショートピニオンを支持するキャリヤと、前記ロングピニオンに噛合する第2のサンギヤ及びリングギヤと、前記ショートピニオンに噛合する第1のサンギヤと、を有するプラネタリギヤユニットを有し、

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記リングギヤを前記出力部に連結し、前記第2のサンギヤを第1のブレーキに連結し、前記キャリヤを第2のブレーキに連結してなる、

ことを特徴とするハイブリッド駆動装置。

【請求項6】

10

内燃エンジンと、駆動車輪と、該内燃エンジンからの出力を出力部に伝達すると共に、該出力部に第2の電気モータからの出力を入力してなるハイブリッド駆動装置と、を備え、前記出力部からの出力を前記駆動車輪に伝達してなる自動車において、

第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、前記第2の電気モータと前記出力部との間に介在する変速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤは、前記内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記変速装置は、ロングピニオン及びショートピニオンを支持するキャリヤと、前記ロングピニオンに噛合する第2のサンギヤ及びリングギヤと、前記ショートピニオンに噛合する第1のサンギヤと、を有するプラネタリギヤユニットを有し、

20

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記リングギヤを前記出力部に連結し、前記第2のサンギヤを第1のブレーキに連結し、前記キャリヤを第2のブレーキに連結してなる、

ことを特徴とする自動車。

【請求項7】

第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、第2の電気モータと、変速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤにて、内燃エンジンの出力を前記第1の電気モータを制御して出力部に出力し、

30

更に該出力部に、前記第2の電気モータの出力を前記変速装置にて複数段に変速して入力し、

前記動力分配用プラネタリギヤは、内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記変速装置は、ロングピニオン及びショートピニオンを支持するキャリヤと、前記ロングピニオンに噛合する第2のサンギヤ及びリングギヤと、前記ショートピニオンに噛合する第1のサンギヤと、を有するプラネタリギヤユニットを有し、

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記リングギヤを前記出力部に連結し、前記第2のサンギヤを第1のブレーキに連結し、前記キャリヤを第2のブレーキに連結してなる、

40

ことを特徴とするハイブリッド駆動装置。

【請求項8】

内燃エンジンと、駆動車輪と、ハイブリッド駆動装置と、を備え、

前記ハイブリッド駆動装置は、第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、第2の電気モータと、変速装置と、を有し、前記動力分配用プラネタリギヤにて、前記内燃エンジンの出力を前記第1の電気モータを制御して出力部に出力し、

更に該出力部に、前記第2の電気モータの出力を前記変速装置にて複数段に変速して入力し、かつ該出力部を前記駆動車輪に連動し、

前記動力分配用プラネタリギヤは、内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要

50

素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記変速装置は、ロングピニオン及びショートピニオンを支持するキャリヤと、前記ロングピニオンに噛合する第2のサンギヤ及びリングギヤと、前記ショートピニオンに噛合する第1のサンギヤと、を有するプラネタリギヤユニットを有し、

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記リングギヤを前記出力部に連結し、前記第2のサンギヤを第1のブレーキに連結し、前記キャリヤを第2のブレーキに連結してなる、

自動車。

【請求項9】

内燃エンジンからの出力を出力部に伝達すると共に、該出力部に第2の電気モータからの出力を入力してなるハイブリッド駆動装置において、

第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、前記第2の電気モータと前記出力部との間に介在する変速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤは、内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記変速装置は、第1のサンギヤと、互いに連結している第1のキャリヤと第2のリングギヤと、互いに連結している第1のリングギヤと第2のキャリヤと、第2のサンギヤと、を有するプラネタリギヤユニットを有し、

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記互いに連結している第1のキャリヤ及び第2のリングギヤを前記出力部に連結し、前記第2のサンギヤを第1のブレーキに連結し、前記互いに連結している第1のリングギヤ及び第2のキャリヤを第2のブレーキに連結してなる、

ことを特徴とするハイブリッド駆動装置。

【請求項10】

内燃エンジンと、駆動車輪と、該内燃エンジンからの出力を出力部に伝達すると共に、該出力部に第2の電気モータからの出力を入力してなるハイブリッド駆動装置と、を備え、前記出力部からの出力を前記駆動車輪に伝達してなる自動車において、

第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、前記第2の電気モータと前記出力部との間に介在する変速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤは、前記内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記変速装置は、第1のサンギヤと、互いに連結している第1のキャリヤと第2のリングギヤと、互いに連結している第1のリングギヤと第2のキャリヤと、第2のサンギヤと、を有するプラネタリギヤユニットを有し、

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記互いに連結している第1のキャリヤ及び第2のリングギヤを前記出力部に連結し、前記第2のサンギヤを第1のブレーキに連結し、前記互いに連結している第1のリングギヤ及び第2のキャリヤを第2のブレーキに連結してなる、

ことを特徴とする自動車。

【請求項11】

第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、第2の電気モータと、変速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤにて、内燃エンジンの出力を前記第1の電気モータを制御して出力部に出力し、

更に該出力部に、前記第2の電気モータの出力を前記変速装置にて複数段に変速して入力し、

前記動力分配用プラネタリギヤは、内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要

10

20

30

40

50

素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記変速装置は、第1のサンギヤと、互いに連結している第1のキャリヤと第2のリングギヤと、互いに連結している第1のリングギヤと第2のキャリヤと、第2のサンギヤと、を有するプラネタリギヤユニットを有し、

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記互いに連結している第1のキャリヤ及び第2のリングギヤを前記出力部に連結し、前記第2のサンギヤを第1のブレーキに連結し、前記互いに連結している第1のリングギヤ及び第2のキャリヤを第2のブレーキに連結してなる、

ことを特徴とするハイブリッド駆動装置。

10

【請求項12】

内燃エンジンと、駆動車輪と、ハイブリッド駆動装置と、を備え、

前記ハイブリッド駆動装置は、第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、第2の電気モータと、変速装置と、を有し、前記動力分配用プラネタリギヤにて、前記内燃エンジンの出力を前記第1の電気モータを制御して出力部に出力し、

更に該出力部に、前記第2の電気モータの出力を前記変速装置にて複数段に変速して入力し、かつ該出力部を前記駆動車輪に連動し、

前記動力分配用プラネタリギヤは、内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

20

前記変速装置は、第1のサンギヤと、互いに連結している第1のキャリヤと第2のリングギヤと、互いに連結している第1のリングギヤと第2のキャリヤと、第2のサンギヤと、を有するプラネタリギヤユニットを有し、

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記互いに連結している第1のキャリヤ及び第2のリングギヤを前記出力部に連結し、前記第2のサンギヤを第1のブレーキに連結し、前記互いに連結している第1のリングギヤ及び第2のキャリヤを第2のブレーキに連結してなる、

自動車。

【請求項13】

内燃エンジンからの出力を出力部に伝達すると共に、該出力部に第2の電気モータからの出力を入力してなるハイブリッド駆動装置において、

30

第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、前記第2の電気モータと前記出力部との間に介在する変速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤは、内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記変速装置は、第1のギヤ及び第2のギヤを有するロングピニオンと上記第1のギヤに噛合するショートピニオンとを支持するキャリヤと、前記ショートピニオンに噛合する第1のサンギヤ及びリングギヤと、前記第2のギヤに噛合する第2のサンギヤと、を有するプラネタリギヤユニットを有し、

40

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記キャリヤを前記出力部に連結し、前記第2のサンギヤを第1のブレーキに連結し、前記リングギヤを第2のブレーキに連結し、

前記第2のサンギヤと前記キャリヤとをクラッチを介して連結し得るように構成した、
ことを特徴とするハイブリッド駆動装置。

【請求項14】

内燃エンジンと、駆動車輪と、該内燃エンジンからの出力を出力部に伝達すると共に、該出力部に第2の電気モータからの出力を入力してなるハイブリッド駆動装置と、を備え、前記出力部からの出力を前記駆動車輪に伝達してなる自動車において、

第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、前記第2の電気モータと前記出力

50

部との間に介在する变速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤは、前記内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記变速装置は、第1のギヤ及び第2のギヤを有するロングピニオンと上記第1のギヤに噛合するショートピニオンとを支持するキャリヤと、前記ショートピニオンに噛合する第1のサンギヤ及びリングギヤと、前記第2のギヤに噛合する第2のサンギヤと、を有するプラネタリギヤユニットを有し、

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記キャリヤを前記出力部に連結し、前記第2のサンギヤを第1のブレーキに連結し、前記リングギヤを第2のブレーキに連結し、

前記第2のサンギヤと前記キャリヤとをクラッチを介して連結し得るように構成した、ことを特徴とする自動車。

【請求項15】

第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、第2の電気モータと、变速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤにて、内燃エンジンの出力を前記第1の電気モータを制御して出力部に出力し、

更に該出力部に、前記第2の電気モータの出力を前記变速装置にて複数段に变速して入力し、

前記動力分配用プラネタリギヤは、内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記变速装置は、第1のギヤ及び第2のギヤを有するロングピニオンと上記第1のギヤに噛合するショートピニオンとを支持するキャリヤと、前記ショートピニオンに噛合する第1のサンギヤ及びリングギヤと、前記第2のギヤに噛合する第2のサンギヤと、を有するプラネタリギヤユニットを有し、

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記キャリヤを前記出力部に連結し、前記第2のサンギヤを第1のブレーキに連結し、前記リングギヤを第2のブレーキに連結し、

前記第2のサンギヤと前記キャリヤとをクラッチを介して連結し得るように構成した、ことを特徴とするハイブリッド駆動装置。

【請求項16】

内燃エンジンと、駆動車輪と、ハイブリッド駆動装置と、を備え、

前記ハイブリッド駆動装置は、第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、第2の電気モータと、变速装置と、を有し、前記動力分配用プラネタリギヤにて、前記内燃エンジンの出力を前記第1の電気モータを制御して出力部に出力し、

更に該出力部に、前記第2の電気モータの出力を前記变速装置にて複数段に变速して入力し、かつ該出力部を前記駆動車輪に連動し、

前記動力分配用プラネタリギヤは、内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記变速装置は、第1のギヤ及び第2のギヤを有するロングピニオンと上記第1のギヤに噛合するショートピニオンとを支持するキャリヤと、前記ショートピニオンに噛合する第1のサンギヤ及びリングギヤと、前記第2のギヤに噛合する第2のサンギヤと、を有するプラネタリギヤユニットを有し、

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記キャリヤを前記出力部に連結し、前記第2のサンギヤを第1のブレーキに連結し、前記リングギヤを第2のブレーキに連結し、

前記第2のサンギヤと前記キャリヤとをクラッチを介して連結し得るように構成した、

10

20

30

40

50

自動車。

【請求項 1 7】

内燃エンジンからの出力を出力部に伝達すると共に、該出力部に第 2 の電気モータからの出力を入力してなるハイブリッド駆動装置において、

第 1 の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、前記第 2 の電気モータと前記出力部との間に介在する变速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤは、内燃エンジンからの出力が伝達される第 1 の回転要素と、前記第 1 の電気モータに連動する第 2 の回転要素と、前記出力部に連動する第 3 の回転要素と、を有し、

前記变速装置は、ロングピニオン及びショートピニオンを支持する共通キャリヤを有するプラネタリギヤと、少なくとも第 1 及び第 2 のブレーキを有し、

前記ロングピニオンは、大径ギヤと小径ギヤとを有し、

前記ショートピニオンを前記小径ギヤ、第 1 のサンギヤ及び第 1 のリングギヤに噛合し、前記大径ギヤを第 2 のサンギヤに噛合してなり、

前記第 1 のサンギヤを前記第 2 の電気モータのロータに連結し、前記共通キャリヤを前記出力部に連結し、前記第 1 のリングギヤを前記第 2 のブレーキに連結し、前記第 2 のサンギヤを前記第 1 のブレーキに連結してなる、

ことを特徴とするハイブリッド駆動装置。

【請求項 1 8】

内燃エンジンと、駆動車輪と、該内燃エンジンからの出力を出力部に伝達すると共に、該出力部に第 2 の電気モータからの出力を入力してなるハイブリッド駆動装置と、を備え、前記出力部からの出力を前記駆動車輪に伝達してなる自動車において、

第 1 の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、前記第 2 の電気モータと前記出力部との間に介在する变速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤは、前記内燃エンジンからの出力が伝達される第 1 の回転要素と、前記第 1 の電気モータに連動する第 2 の回転要素と、前記出力部に連動する第 3 の回転要素と、を有し、

前記变速装置は、ロングピニオン及びショートピニオンを支持する共通キャリヤを有するプラネタリギヤと、少なくとも第 1 及び第 2 のブレーキを有し、

前記ロングピニオンは、大径ギヤと小径ギヤとを有し、

前記ショートピニオンを前記小径ギヤ、第 1 のサンギヤ及び第 1 のリングギヤに噛合し、前記大径ギヤを第 2 のサンギヤに噛合してなり、

前記第 1 のサンギヤを前記第 2 の電気モータのロータに連結し、前記共通キャリヤを前記出力部に連結し、前記第 1 のリングギヤを前記第 2 のブレーキに連結し、前記第 2 のサンギヤを前記第 1 のブレーキに連結してなる、

ことを特徴とする自動車。

【請求項 1 9】

第 1 の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、第 2 の電気モータと、变速装置と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤにて、内燃エンジンの出力を前記第 1 の電気モータを制御して出力部に出力し、

更に該出力部に、前記第 2 の電気モータの出力を前記变速装置にて複数段に变速して入力し、

前記動力分配用プラネタリギヤは、内燃エンジンからの出力が伝達される第 1 の回転要素と、前記第 1 の電気モータに連動する第 2 の回転要素と、前記出力部に連動する第 3 の回転要素と、を有し、

前記变速装置は、ロングピニオン及びショートピニオンを支持する共通キャリヤを有するプラネタリギヤと、少なくとも第 1 及び第 2 のブレーキを有し、

前記ロングピニオンは、大径ギヤと小径ギヤとを有し、

前記ショートピニオンを前記小径ギヤ、第 1 のサンギヤ及び第 1 のリングギヤに噛合し、

10

20

30

40

50

、前記大径ギヤを第2のサンギヤに噛合してなり、

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記共通キャリヤを前記出力部に連結し、前記第1のリングギヤを前記第2のブレーキに連結し、前記第2のサンギヤを前記第1のブレーキに連結してなる、

ことを特徴とするハイブリッド駆動装置。

【請求項20】

内燃エンジンと、駆動車輪と、ハイブリッド駆動装置と、を備え、

前記ハイブリッド駆動装置は、第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、第2の電気モータと、变速装置と、を有し、前記動力分配用プラネタリギヤにて、前記内燃エンジンの出力を前記第1の電気モータを制御して出力部に出力し、

更に該出力部に、前記第2の電気モータの出力を前記变速装置にて複数段に变速して入力し、かつ該出力部を前記駆動車輪に連動し、

前記動力分配用プラネタリギヤは、内燃エンジンからの出力が伝達される第1の回転要素と、前記第1の電気モータに連動する第2の回転要素と、前記出力部に連動する第3の回転要素と、を有し、

前記变速装置は、ロングピニオン及びショートピニオンを支持する共通キャリヤを有するプラネタリギヤと、少なくとも第1及び第2のブレーキを有し、

前記ロングピニオンは、大径ギヤと小径ギヤとを有し、

前記ショートピニオンを前記小径ギヤ、第1のサンギヤ及び第1のリングギヤに噛合し、前記大径ギヤを第2のサンギヤに噛合してなり、

前記第1のサンギヤを前記第2の電気モータのロータに連結し、前記共通キャリヤを前記出力部に連結し、前記第1のリングギヤを前記第2のブレーキに連結し、前記第2のサンギヤを前記第1のブレーキに連結してなる、

自動車。

【請求項21】

車体の前方部分に前記内燃エンジンを、そのクランク軸が前記車体の前後方向に向くように配置し、

前記内燃エンジンの後部分に、一軸上にかつ該内燃エンジンから順次後方に向けて、前記第1の電気モータ、前記動力分配用プラネタリギヤ、前記第2の電気モータ、前記变速装置を配置し、

前記出力部に連動する駆動車輪が後車輪である、

請求項2, 6, 10, 14又は18記載の自動車。

【請求項22】

車体の前方部分に前記内燃エンジンを、そのクランク軸が前記車体の前後方向に向くように配置し、

前記内燃エンジンの後部分に、一軸上にかつ該内燃エンジンから順次後方に向けて、前記第1の電気モータ、前記動力分配用プラネタリギヤ、前記第2の電気モータ、前記变速装置を配置し、

前記出力部に連動する駆動車輪が後車輪である、

請求項4, 8, 12, 16又は20記載の自動車。

【請求項23】

前記变速装置は、伝動経路の異なる複数の变速段からなる自動变速装置である、

請求項1ないし22のいずれか記載のハイブリッド駆動装置又は自動車。

【請求項24】

前記变速装置は、異なる減速比からなる複数の減速回転を出力する自动变速装置である、

請求項23記載のハイブリッド駆動装置又は自動車。

【請求項25】

前記变速装置は、一軸上に配置されたプラネタリギヤユニットを有する、

請求項1ないし22のいずれか記載のハイブリッド駆動装置又は自動車。

10

20

30

40

50

【請求項 2 6】

前記変速装置は、ラピニヨタイプのプラネタリギヤユニットを有する、
請求項 1 ~ 4、17 ~ 22 のいずれか記載のハイブリッド駆動装置又は自動車。

【請求項 2 7】

前記変速装置は、少なくとも 2 個の摩擦係合要素を有し、これら摩擦係合要素の作動を選択することにより、前記プラネタリギヤユニットの伝動経路を切換えてなる、

請求項 2 5 又は 2 6 記載のハイブリッド駆動装置又は自動車。

【請求項 2 8】

前記摩擦係合要素は、少なくとも第 1 及び第 2 のブレーキを有し、

前記アクチュエータは、油圧アクチュエータであり、

前記モータケースの隔壁に配置された前記第 1 のブレーキの油圧アクチュエータは、シングルピストン構造であり、

前記第 2 のブレーキの油圧アクチュエータは、ダブルピストン構造であり、

前記第 2 のブレーキのブレーキ板枚数は、前記第 1 のブレーキのブレーキ板枚数に比して少ない、

請求項 1 ないし 4 のいずれか記載のハイブリッド駆動装置又は自動車。

【請求項 2 9】

エクステンションハウジングを備え、

前記第 2 のブレーキ及び前記第 2 のブレーキの油圧アクチュエータを前記エクステンションハウジングに収納してなる、

請求項 2 8 記載のハイブリッド駆動装置又は自動車。

【請求項 3 0】

前記第 1 のブレーキを、前記第 2 のサンギヤ及び前記大径ギヤの外径側に配置してなる、

請求項 1 7 ないし 2 0 記載のハイブリッド駆動装置又は自動車。

【請求項 3 1】

前記ハイブリッド駆動装置は、1 軸上に順次、前記第 1 の電気モータ、前記動力分配用プラネタリギヤ、前記第 2 の電気モータ、そして前記変速装置を配置してなる、

請求項 5 ないし 1 6 のいずれか記載のハイブリッド駆動装置又は自動車。

【請求項 3 2】

前記出力部を、内燃エンジンのクランク軸と 1 軸上に配置し、内燃エンジンから前記 1 軸上に、順次前記第 1 の電気モータ、前記動力分配用プラネタリギヤ、前記第 2 の電気モータ、そして前記変速装置を配置してなる、

請求項 3 1 記載のハイブリッド駆動装置又は自動車。

【請求項 3 3】

車体の前方部分に前記内燃エンジンを、そのクランク軸が前記車体の前後方向に向くように配置し、

前記内燃エンジンの後部分に、一軸上にかつ該内燃エンジンから順次後方に向けて、前記第 1 の電気モータ、前記動力分配用プラネタリギヤ、前記第 2 の電気モータ、前記変速装置を配置し、

前記出力部に連動する駆動車輪が後車輪である、

請求項 2, 4, 6, 8, 10, 12, 14, 16, 18, 20 のいずれか記載の自動車。

。

【発明の詳細な説明】

【技術分野】

【0001】

本発明は、自動車に搭載されるハイブリッド駆動装置並びに該ハイブリッド駆動装置を搭載した自動車に係り、詳しくは駆動（アシスト）用電気モータからの出力構成に関する。

【背景技術】

10

20

30

40

50

【0002】

従来、ハイブリッド駆動装置として、エンジンからの出力を、プラネタリギヤにて制御用モータと走行出力側に分配して、該モータを主にジェネレータとして制御することにより、上記プラネタリギヤの出力トルクを無段に制御し、更に必要に応じて他の駆動（アシスト）用電気モータのトルクが、上記プラネタリギヤ出力トルクと合成して出力軸に出力する、いわゆる機械分配方式（スプリットタイプ又は2モータタイプ）のものが自動車（登録商標名プリウス）に搭載されて実用に供されている。

【0003】

上記機械分配方式のハイブリッド駆動装置は、例えば特許文献1に示すように、FF（フロントエンジン、フロントドライブ）用のものがあるが、FRタイプも考えられる。該FRタイプのハイブリッド駆動装置の一例を図9に示す。

10

【0004】

ハイブリッド駆動装置を搭載した自動車1は、図9に示すように、車体2の前方、概ね前輪3、3の間部分にガソリンエンジン等の内燃エンジン5が、そのクランク軸を前後方向にして配置されており、更に該エンジン5の後方には、上記2モータタイプのハイブリッド駆動装置6が隣接して配置されている。該ハイブリッド駆動装置6は、上記クランク軸と軸方向に略々整列されて、エンジン側から順次、第1のモータ（制御用電気モータ）7、動力分配用プラネタリギヤ9、第2のモータ（駆動用電気モータ）10が配置されている。

【0005】

20

上記ハイブリッド駆動装置6は、エンジンクランク軸の後方突出部からなる出力軸5aにダンパ装置8を介して入力軸12が連結されており、該入力軸の外径側に同軸状に第1のモータ7が配置されている。該第1のモータ7は、交流永久磁石同期型（ブラシレスDCモータ）からなり、ケースに固定されたステータ13と、該ステータの内径側にて所定エアギャップを存して回転自在に支持されるロータ15と、を有している。

【0006】

前記動力分配用プラネタリギヤ9は、上記入力軸12に同軸状に配置されたシンプルプラネタリギヤからなり、前記入力軸12に連結されかつ複数のプラネタリピニオンP1を支持するキャリヤCR1と、前記ロータ15に連結しているサンギヤS1と、走行出力部となるリングギヤR1と、を有している。該リングギヤR1は、上記入力軸12と同一軸線上にて、後方に延びている出力軸16に連結している。

30

【0007】

第2のモータ10は、同様なブラシレスDCモータでかつ前記モータ7より大型のモータからなり、上記出力軸16に同軸状にかつその外径側に配置されており、ケースに固定されたステータ17と、その内径側にて所定エアギャップを存して回転自在に支持されるロータ19と、を有している。

【0008】

上記出力軸16は、上記ケースから突出して更に後方に延び、フレキシブルカップリング20及び公知のプロペラシャフト21（省略して示してあるが、実際にはユニバーサルジョイント、センタベアリング等を有する）を介してディファレンシャル装置22に連結されており、更に該ディファレンシャル装置から左右駆動軸23l、23rを介して後車輪25、25に伝達されている。

40

【0009】

本ハイブリッド駆動装置6を搭載したFRタイプの自動車1は、エンジン5の出力がダンパ装置8及び入力軸12を介して動力分配用プラネタリギヤ9のキャリヤCR1に伝達される。該プラネタリギヤ9にて、上記エンジン出力は、そのサンギヤS1から第1のモータ（制御用モータ）7と、リングギヤR1から走行用軸16とに分配して伝達される。ここで、上記第1のモータ7を制御することにより、出力軸16への出力トルク及び回転を無段に調整して出力する。そして、発進時等の大トルクを必要とする場合、第2のモータ（駆動用モータ）10が駆動されて、該モータトルクが、上記出力軸16のトルクをア

50

シストしてプロペラシャフト 21 に伝達され、更にディファレンシャル装置 22 及び左右駆動軸 231, 23r を介して後車輪 25 に伝達される。

【0010】

なお、上記第 2 のモータ 10 は、上記第 1 のモータ 7 の発電をエネルギーと共に、該発電エネルギーでは不足する場合、上記専らジェネレータとして機能する第 1 のモータ 7 にて蓄えられているバッテリからのエネルギーも使用して駆動され、更にブレーキ作用時には、回生ジェネレータとして機能する。

【0011】

【特許文献 1】特開平 8-183347 号公報

【発明の開示】

10

【発明が解決しようとする課題】

【0012】

上述したハイブリッド駆動装置 6 は、一般に、第 1 のモータ 7 を制御することにより、動力分配用プラネタリギヤ 9 は、比較的高いギヤ比（オーバードライブ状態）相當に保たれ、エンジン 5 は、高い効率で排ガスの少ない状態になるよう（一般に最適燃費特性に沿うよう）制御されており、発進時等の加速が要求される場合、専ら第 2 のモータ（駆動用モータ）10 を出力することにより対応している。従って、該ハイブリッド駆動装置は、高いエネルギー効率による燃費向上及び排気ガスの減少等の優れた効果が得られるが、車輌重量及び要求加速性能等により第 2 のモータ（駆動用モータ）10 のサイズが規定される。

20

【0013】

このため、車輌重量が大きくかつ所定加速性能が要求される排気量の大きなエンジンを搭載した自動車に上記ハイブリッド駆動装置を適用する場合、上記第 2 のモータ（駆動用電気モータ）のサイズが大きくなり、車輌搭載性、特に F R タイプの車輌に対する搭載性に問題を生ずる虞れがある。

【0014】

そこで、本発明は、駆動用の電気モータと出力部との間に変速装置を介在することにより、上記車輌の所定要求に対応しつつ該電気モータの小型化を可能とし、もって上述課題を解決したハイブリッド駆動装置並びにそれを搭載した自動車を提供することを目的とするものである。

30

【課題を解決するための手段】

【0015】

本発明は、内燃エンジン（5）からの出力を出力部（16, 21）に伝達すると共に、該出力部に第 2 の（駆動用）電気モータ（10...）からの出力を入力してなるハイブリッド駆動装置（6₁ ~ 6₄）において、

第 1 の（制御用）電気モータ（7）と、動力分配用プラネタリギヤ（9）と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤ（9）は、内燃エンジン（5）からの出力が伝達される第 1 の回転要素（C R 1）と、前記第 1 の電気モータ（7）に連動する第 2 の回転要素（S 1）と、前記出力部（16）に連動する第 3 の回転要素（R 1）と、を有し（これにより例えば前記第 1 の回転要素（C R 1）に入力された前記内燃エンジン（5）の出力を、前記第 2 の要素（S 1）に連動する制御用電気モータ（7）を制御することにより、前記第 3 の回転要素（R 1）に無段に変速して出力してなり）、

40

前記第 2 の電気モータ（10...）と前記出力部（16）との間に、変速装置（30...）を介在してなる、

ことを特徴とするハイブリッド駆動装置にある。

本発明は、内燃エンジン（5）と、駆動車輪（25）と、該内燃エンジンからの出力を出力部（16）に伝達すると共に、該出力部に第 2 の電気モータ（10...）からの出力を入力してなるハイブリッド駆動装置（6₁ ~ 6₄）と、を備え、前記出力部（16）からの出力を前記駆動車輪（25）に伝達してなる自動車（1₁ ~ 1₄）において、

第 1 の（制御用）電気モータ（7）と、動力分配用プラネタリギヤ（9）と、を備え、

50

前記動力分配用プラネタリギヤ(9)は、前記内燃エンジン(5)からの出力が伝達される第1の回転要素(CR1)と、前記第1の電気モータ(7)に連動する第2の回転要素(S1)と、前記出力部(16)に連動する第3の回転要素(R1)と、を有し(これにより例えば前記第1の回転要素(CR1)に入力された前記内燃エンジン(5)の出力を、前記第2の要素(S1)に連動する制御用電気モータ(7)を制御することより、前記第3の回転要素(R1)に無段に变速して出力してなり)、

前記第2の電気モータ(10...)と前記出力部(16)との間に、变速装置(30...)を介在してなる、

ことを特徴とする自動車にある。

【0016】

本発明は、第1の電気モータ(6₁)と、動力分配用プラネタリギヤ(9)と、第2の電気モータ(10₁)と、变速装置(30₁ ~ 30₄)と、を備え、

前記動力分配用プラネタリギヤ(9)にて、内燃エンジン(5)の出力を前記第1の電気モータ(6₁)を制御して出力部(16)に出力し、

更に該出力部(16)に、前記第2の電気モータ(10₁)の出力を前記变速装置(30₁ ~ 30₄)にて複数段に变速して入力してなる、

ことを特徴とするハイブリッド駆動装置にある。

本発明は、内燃エンジンと、駆動車輪と、ハイブリッド駆動装置と、を備え、

前記ハイブリッド駆動装置は、第1の電気モータと、動力分配用プラネタリギヤと、第2の電気モータと、变速装置と、を有し、前記動力分配用プラネタリギヤにて、前記内燃エンジンの出力を前記第1の電気モータを制御して出力部に出力し、

更に該出力部に、前記第2の電気モータの出力を前記变速装置にて複数段に变速して入力し、かつ該出力部を前記駆動車輪に連動してなる、

自動車にある。

なお、上記出力部は、ハイブリッド駆動装置(6...)の出力軸(16)は勿論、該出力軸に連動して駆動車輪に動力伝達するプロペラシャフト等の動力伝達系を含む概略である。また、上記变速装置は、第2の電気モータとプロペラシャフト等の出力部との間の動力伝達経路(例えば出力軸)に介在すると好ましい。

【0017】

本発明は、前記变速装置は、伝動経路の異なる複数の变速段からなる自動变速装置(30₁ ~ 30₅)である。

【0018】

本発明は、前記变速装置は、異なる減速比からなる複数の減速回転を出力する自動变速装置(30₁ ~ 30₅)である。

【0019】

本発明は、前記变速装置(30₁ ~ 30₄)は、一軸上に配置されたプラネタリギヤユニットを有する。

【0020】

本発明は、前記变速装置のプラネタリギヤユニットは、ラビニヨタイプ(30₁ , 30₃ , 30₄ 参照)である。

【0021】

本発明は(例えば図7参照)、前記变速装置(30₃)は、少なくとも2個の摩擦係合要素(B2, B1)を有し、これら摩擦係合要素の作動を選択することにより、前記プラネタリギヤユニットの伝動経路を切換えてなる。

【0025】

本発明は、前記变速装置(30₁ ~ 30₄)は、少なくとも2個の摩擦係合要素(B1, B2)と、これら摩擦係合要素を作動するアクチュエータ(49, 52)とを有し、

前記第2の電気モータ(10₁)を収納するモータケース(35)を備え、

前記モータケース(35)は、前記第2の電気モータ(10₁)のロータ(19)を支持するベアリング(37)を装着した前記支持部である隔壁(35b)を有し、

10

20

40

50

該隔壁に、前記ペアリング(37)と軸方向にオーバラップして前記アクチュエータの1個(例えば油圧アクチュエータ)(49)を配置してなる。

【0026】

本発明は、前記摩擦係合要素は、少なくとも第1及び第2のブレーキ(B1, B2)を有し、

前記アクチュエータは、油圧アクチュエータ(49, 52)であり、

前記モータケースの隔壁(35b)に配置された前記第1のブレーキの油圧アクチュエータ(49)は、シングルピストン構造であり、

前記第2のブレーキの油圧アクチュエータ(52)は、ダブルピストン構造であり、

前記第2のブレーキ(B2)のブレーキ板枚数は、前記第1のブレーキ(B1)のブレーキ板枚数に比して少ない。 10

本発明は、エクステンションハウジング(36)を備え、

前記第2のブレーキ(B2)及び前記第2のブレーキの油圧アクチュエータ(52)を前記エクステンションハウジング(52)に収納してなる。

【0027】

本発明は、前記変速装置は、プラネタリギヤユニット(PU)を有し、前記プラネタリギヤユニット(PU)は、ロングピニオン(P2)及びショートピニオン(P3)を支持する共通キャリヤ(CR)を有し、前記ロングピニオン(P2)は大径ギヤ(P2a)と小径ギヤ(P2b)とを有し、前記ショートピニオン(P3)を前記小径ギヤ(P2b)、第1のサンギヤ(S2)及び第1のリングギヤ(R2)に噛合し、前記大径ギヤ(P2a)を第2のサンギヤ(S3)に噛合してなり。 20

前記第1のサンギヤ(S2)を前記第2の電気モータ(101)のロータ(19)に連結し、前記共通キャリヤ(CR2)を前記出力部(16)に連結し、前記第1のリングギヤ(R2)を前記第2のブレーキ(B2)に連結し、前記第2のサンギヤ(S3)を前記第1のブレーキ(B1)に連結してなる。

【0028】

本発明は、前記第1のブレーキ(B1)を、前記第2のサンギヤ(S3)及び前記大径ギヤ(P2a)の外径側に配置してなる。

【0029】

本発明は(例えば図1参照)、前記動力分配用プラネタリギヤ(9)は、内燃エンジン(5)からの出力が伝達される第1の回転要素(CR1)と、前記第1の電気モータ(7)に連動する第2の回転要素(S1)と、前記出力部(16)に連動する第3の回転要素(R1)と、を有し。 30

前記変速装置(301)は、ロングピニオン(P2)及びショートピニオン(P3)を支持するキャリヤ(CR2)と、前記ロングピニオン(P2)に噛合する第2のサンギヤ(S3)及びリングギヤ(R2)と、前記ショートピニオン(P3)に噛合する第1のサンギヤ(S2)と、を有するプラネタリギヤユニットを有し。

前記第1のサンギヤ(S2)を前記第2の電気モータ(101)のロータ(19)に連結し、前記リングギヤ(R2)を前記出力部(16)に連結し、前記第2のサンギヤ(S3)を第1のブレーキ(B1)に連結し、前記キャリヤ(CR2)を第2のブレーキ(B2)に連結してなる。 40

本発明は(例えば図2参照)、前記動力分配用プラネタリギヤ(9)は、内燃エンジン(5)からの出力が伝達される第1の回転要素(CR1)と、前記第1の電気モータ(7)に連動する第2の回転要素(S1)と、前記出力部(16)に連動する第3の回転要素(R1)と、を有し。

前記変速装置(302)は、第1のサンギヤ(S2)と、互いに連結している第1のキャリヤ(CR2)と第2のリングギヤ(R3)と、互いに連結している第1のリングギヤ(R2)と第2のキャリヤ(CR3)と、第2のサンギヤ(S3)と、を有するプラネタリギヤユニットを有し。

前記第1のサンギヤ(S2)を前記第2の電気モータ(101)のロータ(19)に連

50

結し、前記互いに連結している第1のキャリヤ(CR2)及び第2のリングギヤ(R3)を前記出力部(16)に連結し、前記第2のサンギヤ(S3)を第1のブレーキ(B1)に連結し、前記互いに連結している第1のリングギヤ(R2)及び第2のキャリヤ(CR3)を第2のブレーキ(B2)に連結してなる。

本発明は(例えば図4参照)、前記動力分配用プラネタリギヤ(9)は、内燃エンジン(5)からの出力が伝達される第1の回転要素(CR1)と、前記第1の電気モータ(7)に連動する第2の回転要素(S1)と、前記出力部(16)に連動する第3の回転要素(R1)と、を有し、

前記変速装置(30₄)は、第1のギヤ(P2b)及び第2のギヤ(P2a)を有するロングピニオン(P2)と上記第1のギヤ(P2b)に噛合するショートピニオン(CP3)とを支持するキャリヤ(CR2)と、前記ショートピニオン(P3)に噛合する第1のサンギヤ(S2)及びリングギヤ(R2)と、前記第2のギヤ(P2a)に噛合する第2のサンギヤ(S3)と、を有するプラネタリギヤユニットを有し、

前記第1のサンギヤ(S2)を前記第2の電気モータ(10₁)のロータ(19)に連結し、前記キャリヤ(CR2)を前記出力部(16)に連結し、前記第2のサンギヤ(S3)を第1のブレーキ(B1)に連結し、前記リングギヤ(S3)を第2のブレーキ(B2)に連結し、

前記第2のサンギヤ(S3)と前記キャリヤ(CR2)とをクラッチ(C)を介して連結し得るように構成した。

【0031】

本発明は、前記ハイブリッド駆動装置(6₁～6₄)は、1軸上に順次、前記第1の電気モータ(7)、前記動力分配用プラネタリギヤ(9)、前記第2の電気モータ(10₁)、そして前記変速装置(30₁～30₅)を配置してなる。

本発明は、前記出力部を、内燃エンジンのクランク軸と1軸上に配置し、内燃エンジンから前記1軸上に、順次前記第1の電気モータ、前記動力分配用プラネタリギヤ、前記第2の電気モータ、そして前記変速装置を配置してなる。

本発明は、車体の前方部分に前記内燃エンジン(5)を、そのクランク軸(5a)が前記車体の前後方向に向くように配置し、

前記内燃エンジン(5)の後部分に、一軸上にかつ該内燃エンジンから順次後方に向けて、前記第1の電気モータ(7)、前記動力分配用プラネタリギヤ(9)、前記第2の電気モータ(10₁)、前記変速装置(30₁～30₅)を配置し、

前記出力部(16)に連動する駆動車輪(25)が後車輪である。

【0032】

なお、上記カッコ内の符号は、図面と対照するためのものであるが、これにより請求項の構成に何等影響を及ぼすものではない。

【発明の効果】

【0033】

請求項1ないし2に係る本発明によると、第2の電気モータの出力を変速装置を介して变速して出力部に伝達するので、上記第2の電気モータは、出力部の低回転時にあっては変速装置をロー側にして大きなトルクを出力軸に出力し、高回転時にあっては変速装置をハイ側にして高い回転数を出力して、該第2の電気モータを大型化せずに必要とするトルク及び回転数を確保することができる。更に、上記変速装置は、上記第2の電気モータと出力部との間に配置したので、該変速装置の变速によっても、内燃エンジン及び該内燃エンジンの出力を無段に变速して出力部に伝達する装置の制御に影響を及ぼすことがなく、高い効率で燃費が小さくまた排ガスの排出が少ない適正な状態に内燃エンジンを保つ制御を、複雑な制御を必要とすることなく容易に行うことができる。

【0034】

更に、動力分配用プラネタリギヤ及び第1の電気モータにて、内燃エンジンの出力を無段に变速して出力部に出力するので、内燃エンジンを適正な状態に保持して出力軸の回転を無段に变速することができ、駆動力の不足を専ら第2の電気モータに補い、小型な装置

10

20

30

40

50

でもって最適な燃費特性等にて内燃エンジンを制御することが可能であると共に、上記第2の電気モータの小型化と相俟って、小型で高い燃費特性を有するハイブリッド駆動装置又は自動車を提供することができる。

【0035】

請求項2_3に係る本発明によると、变速装置が複数段の自動变速装置からなるので、適正な状態で变速装置を切換えて、駆動用電気モータの高い効率での出力を得ることができる。

【0036】

請求項2_4に係る本発明によると、自動变速装置は、複数の減速回転を出力するので、電気モータ、特にブラシレスDCモータの特性に対応して適正な出力特性を得ることができる。

10

【0037】

請求項2_5に係る本発明によると、变速装置が一軸上に配置されたプラネタリギヤユニットからなるので、コンパクトな構成で適正なギヤ比を得ることができる。

【0038】

請求項2_6に係る本発明によると、プラネタリギヤユニットがラビニヨタイプからなるので、变速装置の小型化が可能になると共に、ロング(共通)ピニオンを歯数の異なる段差付きとする等により、所望のギヤ比を容易に得ることができる。

【0039】

請求項2_7に係る本発明によると、变速装置は、少なくとも2個の摩擦係合要素を選択作動することにより、容易に確実かつ素早く所望のギヤ化を得ることができる。

20

【0040】

第1及び第2のブレーキを、ケースとの間においてプラネタリギヤを囲むように配置すると、变速装置のコンパクト化、特に軸方向にコンパクトに構成することができる。

【0041】

变速装置は、モータケースとエクステンションハウジングとを接合したケース空間に収納され、かつ第1及び第2のブレーキを、モータケースとエクステンションハウジングにそれぞれ配置すると、各ブレーキをモータハウジング又はエクステンションハウジングに組付けた後に、これらを接合して一体ケースとすることにより、組立てが容易となる。

【0042】

30

ケースの支持部にブレーキ用アクチュエータを配置すると、变速装置をケース空間内に合理的に配置して、变速装置をコンパクトに構成することができる。

【0043】

請求項1_0に係る本発明によると、モータケースのモータ収納部と变速装置収納部とを隔てる隔壁にベアリングを装着して電気モータのロータを正確に支持することができると共に、動力分配用プラネタリギヤの第3の回転要素から延びる出力部も、上記ベアリングを介して高い精度で確実に支持することができ、また上記ベアリングとアクチュエータとを、軸方向にオーバラップするように隔壁に配置したので、該アクチュエータ用の特別なスペースを必要とせず、コンパクトに構成することができる。

【0044】

40

請求項2_8, 2_9に係る本発明によると、上記コンパクトに配置された油圧アクチュエータに作動される第1のブレーキは、ブレーキ板枚数の多いトルク容量の大きいものとして、上記油圧アクチュエータの押圧力が小さくても、所望のブレーキ力を確保でき、またスペースに余裕のあるエクステンションハウジングに配置される油圧アクチュエータをダブルピストン構造として、大きな押圧力を得て、ブレーキ板枚数の少ない小型な第2のブレーキを用いても所望のブレーキ力を確保することができ、全体でバランスのとれた合理的なレイアウト特に後方ほど次第に狭くなるFRタイプの变速機において合理的なレイアウトとなり、コンパクトに構成することができる。

【0045】

請求項3_0に係る本発明によると、大径ギヤ及び小型ギヤを有するロングピニオン及び

50

ショートピニオンを支持する共通キャリヤを有するプラネタリギヤユニットを用いて、コンパクトでかつ所望のギヤ比を得ることができる。

【0049】

請求項33に係る本発明によると、ハイブリッド駆動装置を一軸上に配置すると共に、変速装置により第2の電気モータの小型化が可能となることが相俟って、本ハイブリッド駆動装置をFRタイプの自動車に適用することができ、上述した優れた燃費及び排ガス特性を有するハイブリッド駆動装置を、大きな排気量の内燃エンジンを搭載した自動車に適用する等の適用範囲の拡大を図ることができる。

【発明を実施するための最良の形態】

【0050】

以下、図面に沿って、本発明の実施の形態について説明する。図1は、本発明に係るハイブリッド駆動装置を搭載したFRタイプの自動車（第1の実施の形態）の概略を示す平面図であり、1₁は、ハイブリッド駆動装置6₁を搭載したFRタイプの自動車を示す。該自動車1₁の車体2は、左右前輪3₁、3₂及び左右後車輪2₅、2₅にて懸架されており、該車体2の前方部分にはクランク軸を前後方向にして内燃エンジン5がゴムマウントを介して搭載されている。

【0051】

ハイブリッド駆動装置6₁は、前述と同様に、前記エンジン5側からクランク軸に整列した一軸上に順次配置される第1のモータ（制御用電気モータ）7と、動力分配用プラネタリギヤ9と、第2のモータ（駆動用電気モータ）10₁と、を有しており、更に加えて該第2のモータ10₁の後側に自動変速装置等の変速装置30₁が配置されている。該ハイブリッド駆動装置6₁は、分割された各ケース部を一体に組付けられたケースに収納されており、該一体ケース29は、前記エンジン5に固定されていると共に、上記第1及び第2の電気モータ7、10₁を収納する第1及び第2のモータ収納部、動力分配用プラネタリギヤ9及び変速装置30₁を収納する各収納部を有しており、更に上記両モータ収納部は隔壁で区画されており、かつ各ロータ軸がこれら隔壁により両持ち構造にて回転自在に支持されている。

【0052】

上記内燃エンジン5のクランク軸の後方突出部からなる出力軸5aに、前記ハイブリッド駆動装置6₁の入力軸12がダンパ装置8を介して連結されており、該クランク軸と一軸上の入力軸12の外径側に同軸状に第1のモータ7が配置されている。該第1のモータ7は、同様に、プラシレスDCモータからなり、上記一体ケース29に固定されたステータ13と、該ステータの内径側にて所定エアギャップを存して回転自在に支持されるロータ15と、を有している。前記動力分配用プラネタリギヤ9は、上記入力軸12に同軸状に配置されたシンプルプラネタリギヤからなり、前記入力軸12に連結されかつ複数のプラネタリピニオンP1を支持するキャリヤ（第1の回転要素）CR1と、前記ロータ15に連結しているサンギヤ（第2の回転要素）S1と、走行出力部となるリングギヤ（第3の回転要素）R1と、を有している。該リングギヤR1は、上記入力軸12と同一軸線上にて、後方に延びている出力軸（部）16に連結している。

【0053】

第2のモータ10₁は、同様に、プラシレスDCモータからなり、上記一体ケース29に固定されたステータコア17と、その内径側にて所定エアギャップを存して回転自在に支持されているロータ19と、を有しており、該ロータ19は、前記出力軸16に相対回転自在に被嵌するスリーブ（中間）軸31に固定されて、該スリーブ軸が前記変速装置30₁の入力軸となっている。なお、該変速装置30₁の出力部は前記出力軸16に連結されており、従って第2のモータ10₁は、変速装置30₁を介して出力軸16に連結されている。

【0054】

本変速装置30₁は、1個のデュアルプラネタリギヤと、該プラネタリギヤと共に通するピニオン及びサンギヤを有するプラネタリギヤからなる、いわゆるラビニヨタイプのプラ

ネタリギヤユニットからなり、前記スリーブ軸 3 1 に設けられた第 1 のサンギヤ S 2 と、出力軸 1 6 に連結するリングギヤ R 2 と、それぞれサンギヤ S 2 及びリングギヤ R 2 に噛合するデュアルピニオン P 2 , P 3 を支持するキャリヤ C R 2 と、共通ピニオンとしてのロングピニオンからなる上記ピニオン P 2 に噛合する第 2 のサンギヤ S 3 とを有する。更に、前記キャリヤ C R 2 は第 2 のブレーキ B 2 に連結され、また第 2 のサンギヤ S 3 は第 1 のブレーキ B 1 に連結されており、該変速装置 3 0 1 は、減速比の異なる 2 段の減速段に切換えられる。

【 0 0 5 5 】

なお、図 9 に示したものと同様に、図 1 中、 2 0 はフレキシブルカップリング、 2 1 はプロペラシャフトであり、 2 2 はディファレンシャルギヤであり、プロペラシャフト 2 0 等は、出力軸 1 6 から駆動車輪に伝達する動力伝達系であり、上記出力軸 1 6 と共に出力部を構成する。また、第 1 のモータ（制御用電気モータ） 7 は、専らジェネレータとして機能し、その発電量を制御することにより、動力分配用プラネタリギヤ 9 にて、内燃エンジン 5 からの出力を無段に变速して出力軸に伝達する。また、第 2 のモータ（駆動用電気モータ） 1 0 1 は、主に自動車の駆動力をアシストするように駆動モータとして機能するが、ブレーキ時等にはジェネレータとして機能して、車輛慣性力を電気エネルギーとして回生する。

【 0 0 5 6 】

本ハイブリッド駆動装置 6 1 を搭載した自動車 1 1 は、同様に、内燃エンジン 5 の出力がダンパ装置 8 及び入力軸 1 2 を介して動力分配用プラネタリギヤ 9 に伝達され、該プラネタリギヤにより第 1 のモータ（制御用モータ） 7 と出力軸 1 6 に分配され、更に該第 1 のモータ 7 を制御することにより、出力軸 1 6 からの出力回転を無段に調整される。この際、上記内燃エンジン 5 は、燃費が小さくかつ排ガスの少ない、エンジンの燃焼効率の高い最適燃費曲線に沿うように制御される。

【 0 0 5 7 】

一方、第 2 の電気モータ（駆動用モータ） 1 0 1 のロータ 1 9 からの出力は、スリーブ（中間）軸 3 1 を介して変速装置 3 0 1 に伝達され、更に該変速装置 3 0 1 により減速 2 段に变速されて出力軸 1 6 に伝達される。そして、上記内燃エンジン 5 から動力分配用プラネタリギヤ 9 を介して出力軸 1 6 に分配された動力に、上記第 2 の電気モータ 1 0 1 から変速装置 3 0 1 を介して变速された動力がアシストされ、更に該出力軸 1 6 の動力は、フレキシブルカップリング 2 0 、プロペラシャフト 2 1 及びディファレンシャルギヤ 2 2 を介して左右の駆動軸 2 3 1 , 2 3 r に伝達され、左右後車輪 2 5 , 2 5 を駆動する。

【 0 0 5 8 】

上記変速装置 3 0 1 は、第 2 のモータ 1 0 1 からの出力がスリーブ軸 3 1 を介して第 2 のサンギヤ S 2 に伝達される。ロー状態にあっては、第 2 のブレーキ B 2 が係止し、かつ第 1 のブレーキ B 1 が解放されており、従ってキャリヤ C R 2 が固定状態、第 2 のサンギヤ S 3 がフリー回転状態にあり、上記第 1 のサンギヤ S 2 の回転は、ピニオン P 2 , P 3 を介して大きく減速されてリングギヤ R 2 に伝達され、該リングギヤ R 2 の回転が出力軸 1 6 に伝達される。

【 0 0 5 9 】

また、上記変速装置 3 0 1 のハイ状態では、第 1 のブレーキ B 1 が係止し、かつ第 2 のブレーキ B 2 が解放状態にあり、従って第 2 のサンギヤ S 3 が固定状態にある。この状態では、第 1 のサンギヤ S 2 の回転は、ショートピニオン P 3 に伝達され、かつロングピニオン P 2 が停止状態の第 2 のサンギヤ S 3 に噛合して、キャリヤ C R 2 が規制された所定回転で公転しつつ、リングギヤ R 2 に小さな減速比による回転が伝達される。該比較的小さく減速されたリングギヤ R 2 の回転が出力軸 1 6 に伝達される。

【 0 0 6 0 】

直流分巻モータ等のハイブリッド駆動装置に用いられる電気モータ、特にブラシレス D C モータにあっては、トルクは回転数の増加と共に低下するが、回転数が所定値以下となつてもトルクが増大せずに一定となる最大トルク値となる。即ち、最大トルクや最高回転

10

20

20

30

30

40

50

速度等の出力特性は、総磁束、巻線数等の電気モータの大きさにより規定される。また、バッテリの出力、第1のモータ7の発電出力、熱性能により回転数に対しての出力の制限が規定される。

【0061】

一方、上記第1のモータ7により制御される動力分配用プラネタリギヤ9は、通常、比較的高いギヤ比（オーバードライブ相当）に相当するように設定され、かつ内燃エンジン5からの出力軸16に出力される駆動力（トルク）が略々一定となるように制御される。従って、自動車発進時等の大きな駆動力（トルク）を必要とする場合、大部分の必要駆動力は、主に第2のモータ（駆動用モータ）10₁に頼ることになる。

【0062】

そして、上述したように、第2のモータ10₁の出力は、上述したように、変速装置30₁により減速比の異なる2段に切換えられて出力軸16に出力するため、発進時等の大きな駆動力を必要とする場合、変速装置30₁をロー状態として、第2のモータ10₁を大きく減速して出力軸16に伝達して、該モータの最大トルク値以上のトルク（駆動力）にて出力軸16をアシストし、また高速走行等の定常走行状態にあっては、変速装置30₁をハイ状態に切換えて、第2の電気モータ10₁の（最大）回転数が自動車（最高）の速度に対応するようになる。これにより、第2のモータ10₁を大型化することなく、かつ内燃エンジン5の出力を最適燃費曲線等の適正な出力となるように維持しつつ、自動車が必要とする駆動力及び車速を確保することができる。

【0063】

ついで、図5に沿って、更に具体的に説明する。図5は、内燃エンジン5から出力軸16に伝達される駆動力、変速装置30₁がロー状態及びハイ状態における第2の電気モータ10₁が出力軸16に伝達する駆動力（駆動車輪半径を乗じればトルクとなり、駆動力とトルクは実質的に同意）の変化を車速に関連して示す駆動力線図である。内燃エンジン5及び動力分配用プラネタリギヤ9のギヤ比を司る第1の電気モータ7は、内燃エンジンから出力軸に伝達する最大駆動力線Aが各車速に対して略々一定（低速域では変化する）となるように制御されている。変速装置30₁がハイ状態における第2の電気モータ10₁が出力軸16に出力する最大駆動力を線Bで示し、同じくロー状態における第2の電気モータ10₁の最大駆動力を線Cで示す。そして、上記ハイ状態の電気モータ駆動力線Bと内燃エンジン駆動力線Aとを合成したものが、ハイ状態駆動力D（D₁，D₂）であり、上記ロー状態の電気モータ駆動力線Cと内燃エンジン駆動力線Aとを合成したものが、ロー状態駆動力線E（E₁，E₂）である。

【0064】

図5から明らかなように、エンジン駆動力線Aが、エンジン出力が最適燃費曲線等に沿うように、適正な出力特性となるように内燃エンジン5及び第1の電気モータ7を制御しつつ、低速域にあっては、変速装置30₁をロー状態としてロー状態駆動力線E₁を保持し、かつ高速域にあっては、X近傍でハイ状態に切換えられて、ハイ状態駆動力線D₂を保持する。なお、ハイ状態駆動力線の低速域部分D₁及びロー状態駆動力線の高速域部分E₂は、通常は使われない。これにより、ハイブリッド駆動装置6₁の出力軸16は、低速域にあってはロー状態駆動力線E₁が最大駆動力線となり、例えば従前の自動変速機（AT）の1速、2速及び3速をその範囲内に略々納め、そしてX近傍にてロー状態からハイ状態に滑らかに切換えられて、高速域にあってはハイ状態駆動力線D₂が最大駆動力線となり、例えば自動変速機の4速、5速、6速がその範囲内に納められる。

【0065】

即ち、電気モータのみで自動変速機のすべての変速段に対応するものに比し、変速装置30₁を用いることにより第2の電気モータ10₁の小型化を図ることが可能となる。

【0066】

この際、変速装置30₁は、第2の電気モータ10₁からの出力のみを変速するものであって、内燃エンジン5及び動力分配用プラネタリギヤ9の制御に影響を及ぼすことはなく、これら内燃エンジン5及び動力分配用プラネタリギヤ9は、変速装置30₁を用いな

10

20

30

40

50

い従来のもの（大型の第2のモータを必要とするが）と同様な制御で足りる。即ち、図6（a）に示すように、出力軸16の回転数N_oは、第1の電気モータ（制御用モータ）7の回転数N_Mとエンジン5の回転数N_Eにて一義的に定まり、これは、従来のものも、本発明のものと同様である。

【0067】

なお、第2のモータ10₁のロータ19を出力軸16に連結し、該出力軸の伝動後流側に变速装置を配置して、全体を变速することも考えられる。この場合、図6（b）に示すように、例えば变速装置をハイ状態とした場合、エンジンが最適燃費曲線に沿うように出力するように設定すると、上記出力軸後流側の变速装置をロー状態に切換えると、变速装置入力回転数N₁がN₁1からN₁2に高くなり、この際第1の電気モータ7の回転数を瞬間に追従制御することは困難であるため、エンジン回転数N_EはN_E1からN_E2に上昇して最適燃費曲線から外れてしまう。また、エンジン回転数N_Eを最適燃費曲線N_E1に戻すためには、第1の電気モータ7の回転数N_MをN_M1からN_M2に低下する複雑な制御が必要となる。
10

【0068】

ついで、図2ないし図4に沿って、变速装置を一部変更した他の実施の形態について説明する。なお、これら他の実施の形態において、变速装置以外は先（第1）の実施の形態と同様なので、同一符号を付して説明を省略する。

【0069】

図2に示すハイブリッド駆動装置6₂の变速装置30₂（第2の実施の形態）は、互いのキャリヤとリングギヤを連結した2個のシンプルプラネタリギヤからなり、前記变速装置の入力軸となるスリーブ軸31に第1のサンギヤS2が連結し、互いに連結している第1のキャリヤCR2と第2のリングギヤR3とが出力軸16に連結している。更に、互いに連結している第1のリングギヤR2と第2のキャリヤCR3とが第2のブレーキB2に連結しており、また第2のサンギヤS3が第1のブレーキB1に連結している。
20

【0070】

本变速装置30₂は、異なる減速比の2段の变速を行うものであって、ロー状態では第2のブレーキB2が係止し、かつ第1のブレーキB1が解放状態にある。この状態では、第2の電気モータ（駆動用モータ）10₁の出力がスリーブ軸31を介して第1のサンギヤS2に伝達され、上記第2のブレーキB2によりリングギヤR2が停止状態にあることに基づき、第1のキャリヤCR2が減速回転され、該大きく減速された回転が出力軸16に伝達される。なお、該第1のキャリヤCR2の回転は、第2のリングギヤR3に伝達されるが、停止状態にある第2のキャリヤCR3のピニオンP2を介してサンギヤS3を空転するだけで、伝動に関係しない。
30

【0071】

ハイ状態にあっては、第1のブレーキB1を係止すると共に、第2のブレーキB2を解放する。この状態では、第2のサンギヤS3が停止状態になり、第2の電気モータ10₁からの第1のサンギヤS2の回転は、第1のキャリヤCR2及び第1のリングギヤR2を介してそれぞれ第2のリングギヤR3及び第2のキャリヤCR3に伝達され、そして上記第2のサンギヤS3が停止状態にあることにより、一体に連結されている第2のリングギヤR3及び第1のキャリヤCR2が減速回転し、該減速回転が出力軸16に伝達される。
40

【0072】

図3は、第3の実施の形態を示す図で、ハイブリッド駆動装置6₃の变速装置30₃は、前述した第1の実施の形態（図1）と同様なラビニヨタイプであり、本变速装置30₃は、ロングピニオンP2が異なる歯数からなる段付き形状となっており、第2のサンギヤS3に噛合する部分P2aが大径ギヤ、ショートピニオンP3に噛合する部分P2bが小径ギヤからなる。また、先の実施の形態では、キャリヤCR2を第2のブレーキB2に連結して、リングギヤR2を出力軸16に連結しているのに対し、本变速装置30₃では、リングギヤR2を第2のブレーキB2に連結し、キャリヤCR2を出力軸16に連結している。
50

【0073】

本变速装置30₃は、異なる減速比からなる2段の变速を行うものであり、ロー状態にあっては第2のブレーキB2が係止し、第1のブレーキB1が解放状態にある。この状態では、第2の電気モータ（駆動用モータ）10₁からスリーブ軸31を介して第1のサンギヤS2に伝達される出力は、第2のブレーキB2により停止されているリングギヤR2に基づき、ショートピニオンP3を介してキャリヤCR2に減速回転が伝達され、該大きく減速された回転が出力軸16に伝達される。

【0074】

ハイ状態では、第1のブレーキB1が係止し、かつ第2のブレーキB2が解放される。この状態では、第1のサンギヤS2の回転は、ショートピニオンP3に伝達され、かつロングピニオンP2が停止状態の第2のサンギヤS3に噛合して、キャリヤCR2が減速回転し、該小さな減速比による減速回転が出力軸16に伝達される。

10

【0075】

なお、上記段差付きロングピニオンP2の各部分P2a, P2bの歯数は、必要減速により定められる設計的事項であり、段差のないロングピニオンを用いてもよい。

【0076】

図4は、第4の実施の形態を示す図であり、該ハイブリッド駆動装置6₄の变速装置30₄は、上述した第3の実施の形態による变速装置30₃（図3参照）と同様なラビニヨタイプのプラネタリギヤを用いるが、第2のサンギヤS3とキャリヤCR2との間にクラッチCを介在した点が異なる。

20

【0077】

本变速装置30₄は、ロー状態及びハイ状態では先の变速装置30₃（図3）と同様に、第2のブレーキB2を係止しかつ第1のブレーキB1を解放して大きな減速比からなるロー（Lo）が得られ、第1のブレーキB1を係止しかつ第2のブレーキB2を解放することにより小さな減速比からなるハイ（Hi）が得られる。なお、ロー状態及びハイ状態にあっては、クラッチCは解放している。

【0078】

本变速装置30₄は、更に直結状態が加えられ、3段の变速比が得られる。直結状態では、第2及び第1のブレーキB2, B1が共に解放され、クラッチCが係合する。この状態では、第2のサンギヤS3とキャリヤCR2が連結されることにより、ピニオンP2, P3の自転が阻止され、従って第2の電気モータ10₁からの第1のサンギヤS2の回転は、そのままキャリヤCR2に伝達され、該一体（直結）回転が出力軸16に伝達される。

30

【0079】

図7は、前述した図3に示す第3の実施の形態による变速装置30₃を具体化した断面図を示すものである。本变速装置30₃は、1個のデュアルプラネタリギヤ（S2, R2, CR2）と、該プラネタリギヤと共に通するロングピニオンP2を有する共通キャリヤCR2及びサンギヤS3を有するプラネタリギヤとからなる、いわゆるラビニヨタイプのプラネタリギヤユニットPUからなり、かつ上記ロングピニオンP2は、歯数の異なる段付き形状からなる。即ち、上記デュアルプラネタリギヤは、第1のサンギヤS2、第1のリングギヤR2、及びショートピニオンP3及びロングピニオンP2を支持する共通キャリヤCR2からなり、ショートピニオンP3がサンギヤS2及びリングギヤR2に噛合すると共に、ロングピニオンP2の小径ギヤP2bが上記ショートピニオンP3に噛合している。上記ロングピニオンP2の大径ギヤP2aは第2のサンギヤS3に噛合している。

40

【0080】

そして、第2の電気モータ10₁のロータ19にスプラインにより連結されているスリーブ軸（中間軸）31に前記第1のサンギヤS2が一体に形成されており、該中間軸31にブッシュ等を介して上記第2のサンギヤS3が回転自在に支持されている。共通キャリヤCR2は、その後側板にて出力軸16に一体に固定されており、該出力軸は前端側に中空部16aを有しており、該中空部16aに、動力分配用プラネタリギヤ9のリングギヤ

50

R 1 から伸びている連結出力軸 1 6₁ がスプライン係合している。

【0081】

上記変速装置 3 0₂ は、第2の電気モータ 1 0₁ を収納するケース 3 5 の後部分 3 5 a とエクステンションハウジング 3 6 とが接合したケース空間 G に収納されている。上記モータケース 3 5 の隔壁 3 5 b には、ボールベアリング 3 7 を介してロータ 1 9 の後端部が回転自在に支持されており（前端部分も同様に支持されている）、該ベアリング部分にて、該ロータ 1 9、スリーブ軸 3 1 及びブッシュを介して上記連結出力軸 1 6₁ が支持されている。前記出力軸 1 6 は、上記エクステンションハウジング 3 6 のボス部 3 6 a に、所定間隔離れた2個のボールベアリング 3 9, 4 0 を介して回転自在に支持されている。

【0082】

前記第3のサンギヤ S 3 の前端部分からキャリヤ C R 2 の前端側を通り外径方向に伸びているハブ 4 1 外周面と、上記モータケース後部 3 5 a の内周スプラインとの間には、多数枚のディスク及びフリクションプレート（ブレーキ板）からなる第1のブレーキ B 1 が介在している。また、リングギヤ R 2 の外周面とエクステンションハウジング 3 6 の内周面スプラインとの間には、同様に湿式多板ブレーキからなる第2のブレーキ B 2 が介在している。従って、モータケース 3 5 とエクステンションハウジング 3 6 との接合面 H は、上記第1のブレーキ B 1 と第2のブレーキ B 2 との間に配置されることになる。また、第2の電気モータ側（前側）に位置する第1のブレーキ B 1 は、後側に位置する第2のブレーキ B 2 に比して、多くのディスク及びフリクションプレートを有しており、小さな押圧力により大きなトルク容量を有するようになっている。

【0083】

そして、上記第1のブレーキ B 1 用のハブ 4 1 の連結ディスク 4 1 a と、リングギヤ R 2 の支持ディスク 4 2 との間に、前記共通キャリヤ C R 2 が配置されており、その後端側に前記ボールベアリング 3 9 に支持されて出力回転数検出用のパーキング 4 3 が配置されている。該パーキング 4 3 と、スリーブ軸 3 1 にスナップリングで抜止め支持されているリング 4 5 との間に、多数のスラストベアリングを介して前記ラビニヨタイプのプラネタリギヤユニット P U が軸方向に位置決めされて配置されており、かつ該プラネタリギヤユニットの外径側を囲むように、前記第2及び第1のブレーキ B 2, B 1 が配置されて、前記空間 G に変速装置 3 0₃ が収納されている。この際、第1のブレーキ B 1 は、第2のサンギヤ S 3 及びロングピニオンの大径ギヤ P 2 a の外径側に、これらとオーバラップして配置されている。

【0084】

前記モータケース隔壁 3 5 b におけるボールベアリング 3 7 の前側には、軸方向に並んでロータ 1 9 の回転位置を検出するレゾルバ（回転位置検出手段）4 7 が配置されている。該ケース隔壁 3 5 b における上記ボールベアリング 3 7 の外径側には、前記第1のブレーキ B 1 用の油圧アクチュエータ 4 9 が配置されている。該アクチュエータは、上記隔壁に形成された環状の凹溝 4 9 b と、該凹溝に油密状に嵌合するピストン 4 9 a とからなり、該ピストン 4 9 a は、その軸方向に突出した部分が前記ブレーキ B 1 のディスクに当接し得、また上記隔壁に固定されたリテーナとの間にリターンスプリング 5 0 が縮設されている。なお、上記アクチュエータ 4 9 とボールベアリング 3 7 とは軸方向にオーバラップして配置されている。

【0085】

また、エクステンションハウジング 3 6 の後部分、即ちボス部 3 6 a と上記変速装置を収納するケース部との間部分には、第2のブレーキ B 2 用の油圧アクチュエータ 5 2 が配置されている。該アクチュエータは、上記ハウジングに形成された凹溝 5 3 と、該凹溝に油密状に嵌合するダブルピストンとを有する。該ダブルピストンは、上記凹溝の底部からなるシリンダ底部に配置された第1のピニオン 5 5 と、該底部に一端が当接する反力板 5 6 と、該反力板をシリンダ底部としつつ内径部分で上記第1のピストン 5 5 に当接し得る第2のピストン 5 7 と、からなる。また、上記ボス部 3 6 a に固定されたリテーナと第2のピストン 5 7 との間に縮設されたリターンスプリング 5 9 を有している。

10

20

30

40

50

【0086】

従って、該ダブルピストンは、第1のピストン55の受圧面積と、第2のピストンの受圧面積との和が受圧面積となり、径方向に小さい構造であっても大きな押圧力を第2のブレーキB2に作用することができる。これにより、第2のブレーキB2が、第1のブレーキB1に比してブレーキ板枚数の少ない軸方向にコンパクトな構造であっても、上記ダブルピストンからなる油圧アクチュエータ52による大きな押圧力により必要トルク容量を確保することができる。反対に、第1のブレーキB1は、モータケース隔壁35bに配置したコンパクトな構造の油圧アクチュエータ49であっても、ブレーキ板枚数の多いブレーキ構造により、必要トルク容量を確保することができる。上記ダブルピストンが、シングルピストンであってもよいことは勿論である。

10

【0087】

図8は、変速装置を、油圧アクチュエータ以外のアクチュエータで操作する実施の形態を示す図である。なお、第1の電気モータ7、動力分配用プラネタリギヤ9、第2のモータ10₁は、先の実施の形態と同じであるので、概略図及び同一符号を付して説明を省略する。また、変速装置30...は、どのようなものでもよいが、一応、第3の実施の形態(30₃)と同じプラネタリギヤユニットPUを示している。

【0088】

変速装置30₅のプラネタリギヤユニットPUは、ロングピニオンP2及びショートピニオンP3を支持する共通キャリヤCRを有し、前記ロングピニオンP2は大径ギヤP2aと小径ギヤP2bとを有し、前記ショートピニオンP3を前記小径ギヤP2b、第1のサンギヤS2及び第1のリングギヤR2に噛合し、前記大径ギヤP2aを第2のサンギヤS3に噛合している。前記第1のサンギヤS2を前記電気モータ10₁のロータ19にスリーブ軸31を介して連結し、前記共通キャリヤCR2を前記出力軸16に連結し、前記第1のリングギヤR2を第2のブレーキB2に連結し、前記第2のサンギヤS3を第1のブレーキB1に連結している。

20

【0089】

第2のブレーキB2は、リングギヤR2に一体に形成された外周スプライン70と、ケース(エクステンションハウジング)36に形成された内周スプライン71と、これら両スプラインに係合するスプラインを有するスリーブ72とを有する。第1のブレーキB1も同様に、第2のサンギヤS3と一体のハブ41に形成された外周スプライン73と、ケース(モータケース)35に形成された内周スプライン75と、これら両スプラインに係合するスプラインを有するスリーブ76とを有する。そして、上記スリーブ72又は76を、電動アクチュエータ又は手動操作により軸方向に移動することにより、外周スライン70又は73と係脱することにより、いわゆる噛合式(ドック)のブレーキを構成している。

30

【0090】

即ち、スリーブ72を両スライン70, 72に係合すると共に、スリーブ76を内周スライン73から外した状態にあっては、第2のブレーキB2が係止すると共に第1のブレーキB1が解放したロー状態にある。また、電動アクチュエータ等によりスリーブ72, 76を移動して、スリーブ72を外周スライン70から外すと共に、スリーブ76を両スライン73, 75に係合した状態にあっては、第1のブレーキB1が係止すると共に第2のブレーキB2が解放したハイ状態となる。

40

【0091】

なお、第2及び第1のブレーキB2, B1は、上記噛合式に限らず、先の実施の形態に示した湿式多板ブレーキ等の摩擦係合要素でもよく、この場合も、ボールネジ機構及び電気モータを用いた電動アクチュエータ、又はその他のアクチュエータを用いてよい。

【0092】

なお、上記変速装置は、上述した実施の形態に限らず、他の2段、3段又はそれ以上の段数の自動変速装置や増速段(O/D)を有する自動変速装置を用いてよいことは勿論であり、更に無段変速装置(CVT)を用いてよい。更に、変速装置の出力は、出力軸

50

16に限らず、該出力軸から駆動車輪への動力伝達系のどこに連結してもよい。

【0093】

また、上述した実施の形態では、ハイブリッド駆動装置をFR(フロントエンジン・リヤドライブ)タイプの自動車に搭載したものを説明したが、これに限らず、ハイブリッド駆動装置は、FF(フロントエンジン・フロントドライブ)タイプの自動車搭載用のものにも、同様に適用できることは勿論である。

【図面の簡単な説明】

【0094】

【図1】本発明の第1の実施の形態を示す平面図。

【図2】本発明の第2の実施の形態を示す平面図。

10

【図3】本発明の第3の実施の形態を示す平面図。

【図4】本発明の第4の実施の形態を示す平面図。

【図5】本発明に係る車速に対する駆動力の変化を示すハイブリッド駆動力線を示す図。

【図6】動力分配用プラネタリギヤの速度線図で、(a)は、従来の技術によるもの、(b)は、変速装置を出力軸の後流側に配置したものを示す。

【図7】第3の実施の形態による変速装置を具体化した断面図。

【図8】油圧アクチュエータ以外のアクチュエータを用いた変速装置を有するハイブリッド駆動装置を示す概略図。

【図9】本発明に関連する技術によるハイブリッド駆動装置をFR車輪に搭載した一例を示す平面図。

20

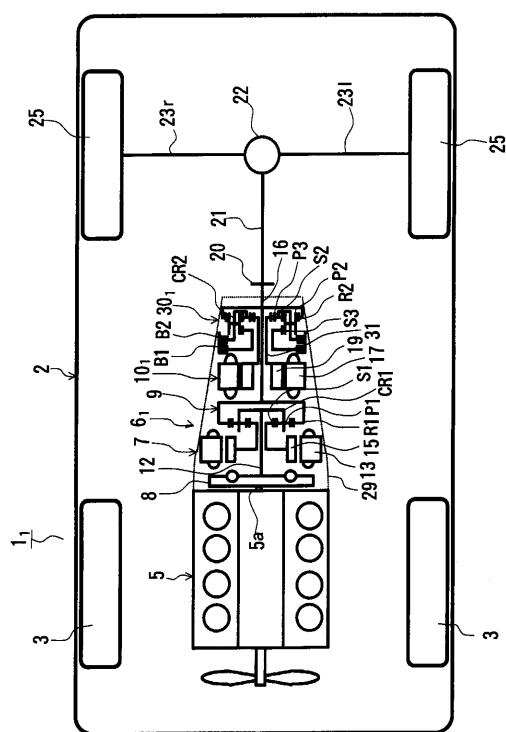
【符号の説明】

【0095】

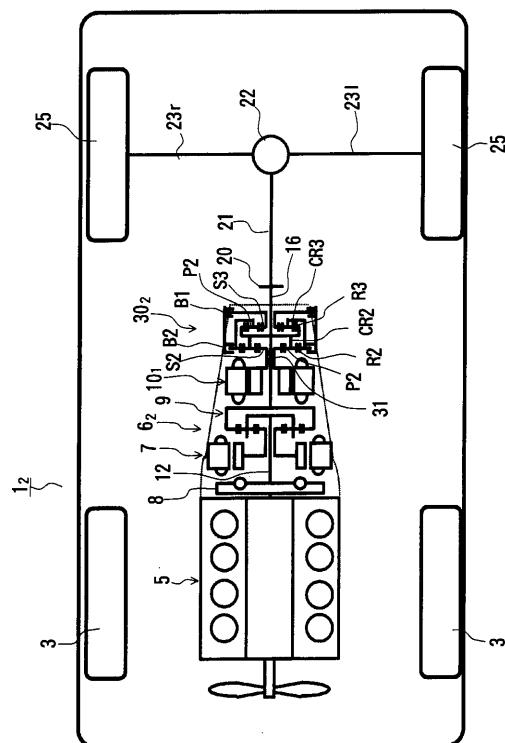
1 ₁ ~ 1 ₄	自動車	
2	車体	
3	前輪	
5	内燃エンジン	
6 ₁ ~ 6 ₄	ハイブリッド駆動装置	
7	第1の電気モータ(制御用電気モータ)	
9	動力分配用プラネタリギヤ	
10 ₁	第2の電気モータ(駆動用電気モータ)	30
15	ロータ	
16	出力部(出力軸)	
19	ロータ	
21	出力部(プロペラシャフト)	
25	駆動車輪	
30 ₁ ~ 30 ₅	(自動)変速装置	
35	ケース(モータケース)	
35 b	隔壁	
36	ケース(エクステンションハウジング)	
49	第1のブレーキ用油圧アクチュエータ	40
52	第2のブレーキ用油圧アクチュエータ	
55, 56, 57	ダブルピストン構造	
P U	プラネタリギヤユニット	
G	ケース空間	
H	接合部	
C R 1	第1の回転要素	
S 1	第2の回転要素	
R 1	第3の回転要素	
S 2	第1のサンギヤ	
S 3	第2のサンギヤ	50

R 2	第 1 の リ ン ぐ ギ ャ
C R 2	共 通 キ ャ リ ャ
P 2	ロ ン ぐ ピ ニ オ ン
P 2 a	大 径 ギ ャ
P 2 b	小 径 ギ ャ
P 3	シ ョ ー ト ピ ニ オ ン
B 1	第 1 の ブ レ ー キ
B 2	第 2 の ブ レ ー キ

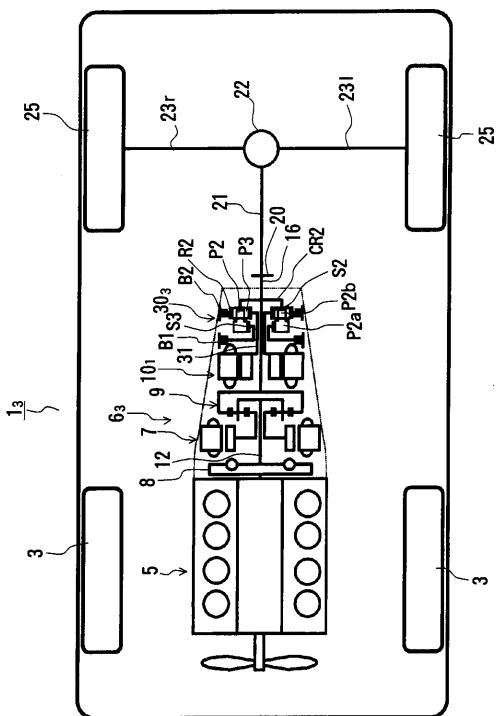
【図 1】



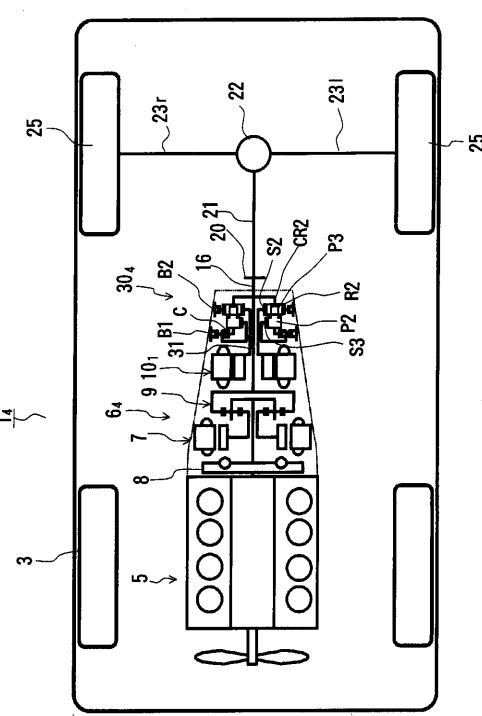
【図 2】



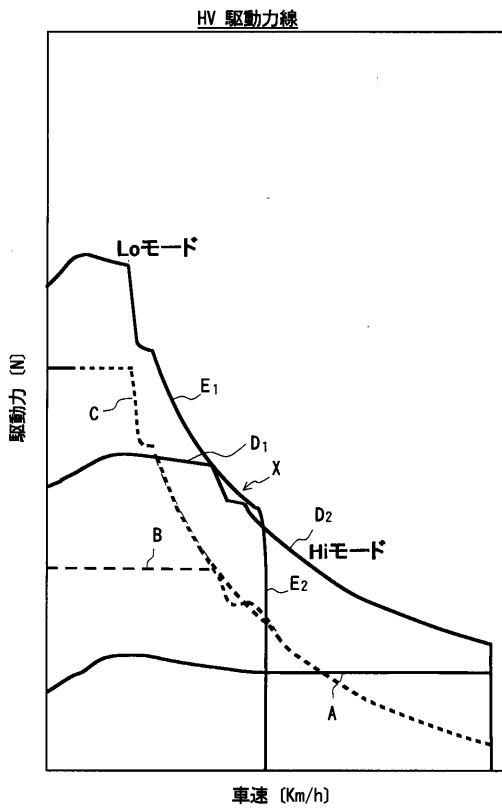
【 図 3 】



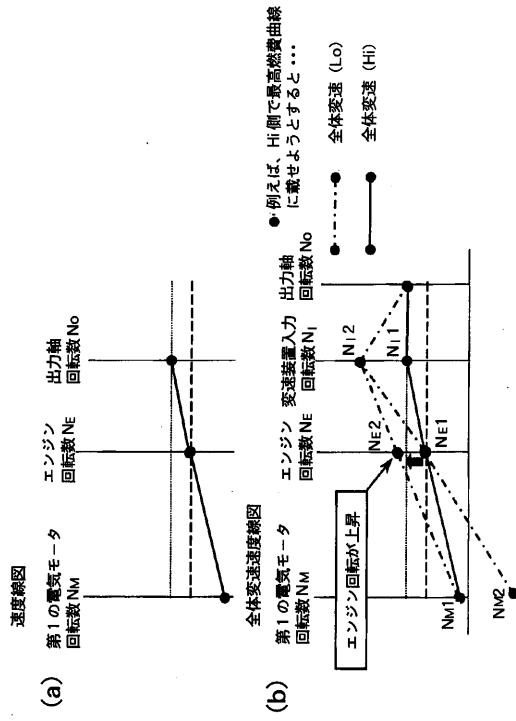
【 図 4 】



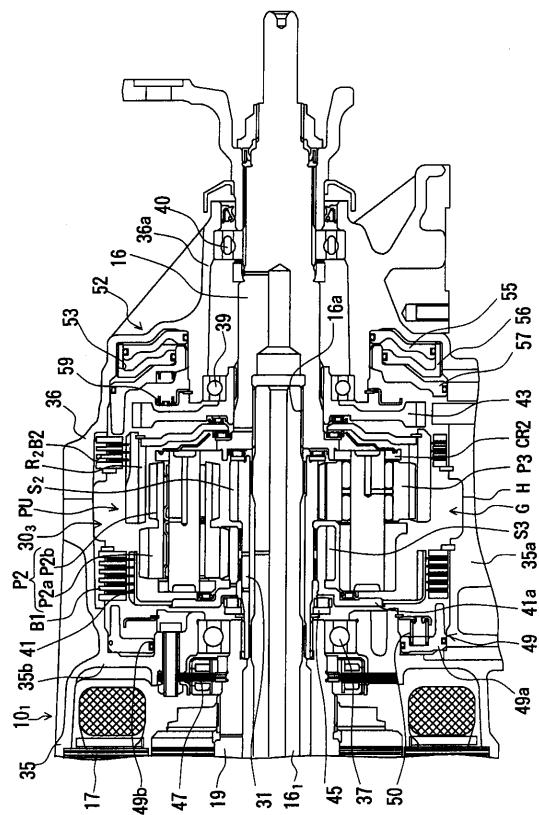
【図5】



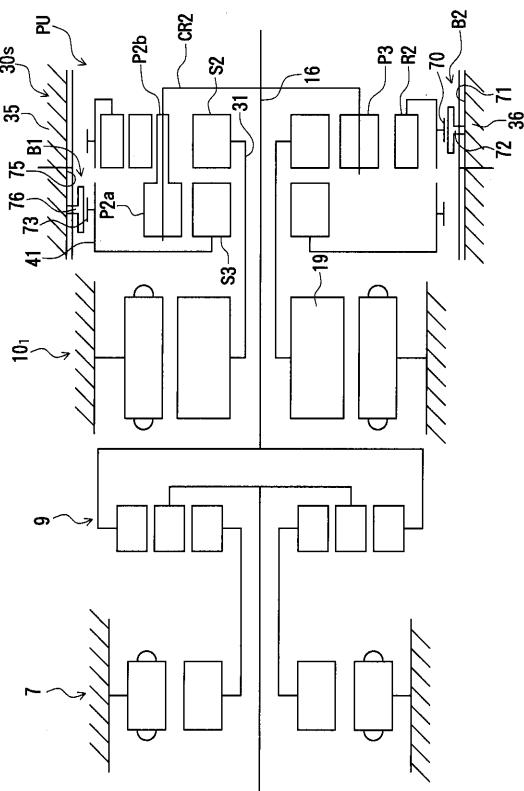
【 図 6 】



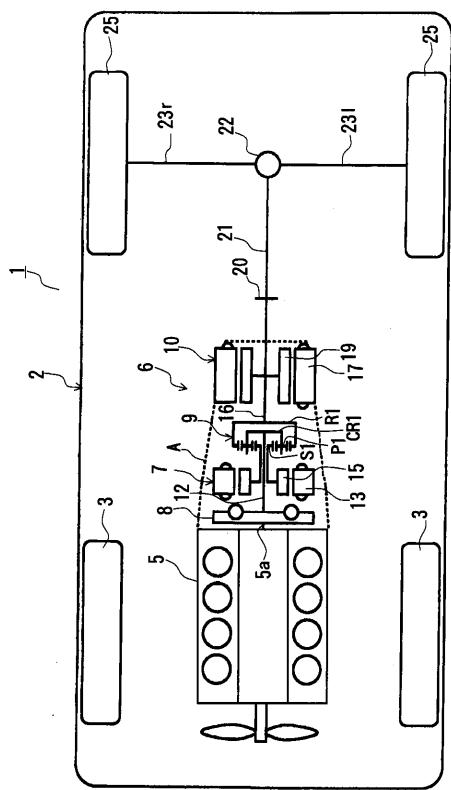
【 図 7 】



【 図 8 】



【図9】



フロントページの続き

(51)Int.Cl.

F I

F 1 6 H 3/62

A

(72)発明者 小嶋 昌洋

愛知県豊田市トヨタ町1番地 トヨタ自動車株式会社内

(72)発明者 和久田 聰

愛知県安城市藤井町高根10番地 アイシン・エイ・ダブリュ株式会社内

(72)発明者 表 賢司

愛知県安城市藤井町高根10番地 アイシン・エイ・ダブリュ株式会社内

(72)発明者 犬塚 武

愛知県安城市藤井町高根10番地 アイシン・エイ・ダブリュ株式会社内

(72)発明者 尾崎 和久

愛知県安城市藤井町高根10番地 アイシン・エイ・ダブリュ株式会社内

(72)発明者 塚本 一雅

愛知県安城市藤井町高根10番地 アイシン・エイ・ダブリュ株式会社内

(72)発明者 山口 幸蔵

愛知県安城市藤井町高根10番地 アイシン・エイ・ダブリュ株式会社内

審査官 森林 宏和

(56)参考文献 特開平10-341503 (JP, A)

特開平07-096759 (JP, A)

特開2003-127681 (JP, A)

特開昭50-030223 (JP, A)

特開平09-226392 (JP, A)

特開2002-225578 (JP, A)

特開2003-191761 (JP, A)

特開平06-328950 (JP, A)

特開平10-058990 (JP, A)

特開平07-135701 (JP, A)

特開2000-346187 (JP, A)

米国特許第6371878 (US, B1)

米国特許第5558595 (US, A)

独国実用新案第20117410号明細書, ドイツ, 2001年 1月31日, 第1図

(58)調査した分野(Int.Cl., DB名)

B 60 K 6/02 - 6/06

B 60 K 17/00 - 17/08

B 60 L 1/00 - 15/42