

**本科毕业设计（论文）**

**题目：** 并联式混合动力汽车总体设计

学 院： 国际学院

专 业： 机械设计制造及其自动化

学 生 姓 名： 詹宇

学 号： 631326110109

指 导 教 师： 罗召霞

评 阅 教 师：

完 成 时 间： 2017年5月23日

重庆交通大学

CHONGQING JIAOTONG UNIVERSITY

**本科毕业设计（论文）原创性声明**

本人郑重声明：所提交的毕业设计（论文），是本人在导师指导下，独立进行研究工作所取得的成果。除文中已注明引用的内容外，本论文不包含任何其他个人或集体已经发表或撰写过的作品成果。对本文研究做出过重要贡献的个人和集体，均已在文中以明确方式标明。

本人完全意识到本声明的法律后果由本人承担。

作者签名（亲笔）： 年 月 日

-------------------------------------------------------------------------------------------------

**本科毕业设计（论文）版权使用授权书**

本毕业设计（论文）作者完全了解学校有关保留、使用学位论文的规定，本科生在校攻读期间毕业设计（论文）工作的知识产权单位属重庆交通大学，同意学校保留并向国家有关部门或机构送交论文的复印件和电子版，允许论文被查阅和借阅；本人授权重庆交通大学可以将毕业设计（论文）的全部或部分内容编入有关数据库进行检索，可以采用影印、缩印或扫描等复制手段保存、汇编毕业设计（论文）。

作者签名（亲笔）： 年 月 日

导师签名（亲笔）： 年 月 日

# 摘 要

随着化石能源日益枯竭和污染问题，新能源汽车将取代传统燃料汽车以降低油耗和污染排放。但是因为短期内技术尚未能取得突破性进展，所以过渡方案是采用更加符合市场需求的混合动力汽车，本文将主要围绕并联式混合动力汽车的优势进行总体布置设计。

混合动力汽车是采用先进的控制技术的化石燃料能源汽车与电动汽车的结合，具备了两者的优点。其中，并联式混合动力汽车采用的并联式混合动力系统拥有两个独立驱动类型，即传统发动机驱动和电机驱动系统。驱动力可由这两个系统分别或共同提供。当同时提供驱动力时，动力的流向为并联，故名并联式混合动力汽车。

并联式混合动力汽车总体设计的主要内容是：设计参数的的选定，驱动系统的设计，电机、电机控制器、变速器、发动机、主减速器的选定，总体布置设计。

关键词**：** 并联式；混合动力汽车；总体布置设计；参数设计

**General design of parallel hybrid electric vehicle**

# Abstract

With the increasing depletion of fossil fuels and pollution, new energy vehicles will replace the traditional fuel vehicles to reduce fuel consumption and pollution emissions. But because of the short term is still not a breakthrough, so the transition program is used more in line with the hybrid car market demand, this paper will mainly focus on the parallel hybrid vehicle the advantages of general layout design.

Hybrid electric vehicle is a combination of fossil fuel energy vehicles and electric vehicles with advanced control technology. Among them, the parallel hybrid electric vehicle adopts the parallel hybrid power system which has two independent driving types, namely the traditional engine drive and the motor drive system. The driving force can be provided by the two systems respectively or jointly. When the driving force is provided at the same time, the flow direction of the power is parallel.

The main contents of the overall design of parallel hybrid electric vehicle is: the selected design parameters, the design of drive system, motor, motor controller, engine, gearbox, reducer selection, layout design.

**Key Words：Parallel；Hybrid Vehicle；General layout design；Parameter design**

目 录

摘 要 II

Abstract III

1 绪论 1

1.1 混合动力车的概况 1

1.2 汽车设计基本要求 1

1.3 主要考虑特性 1

2 设计选型 2

2.1 参数要求 2

2.2 车型确定 3

2.3 轴数选择 3

2.4 驱动形式 3

2.5 布置形式 4

2.6 车身形式 4

3 主要参数及尺寸的确定 5

3.1 轴距及轮距 5

3.2 轮廓尺寸 5

3.3 前悬LF和后悬LR 6

3.4 最小离地间距 6

3.5 轴荷分配和质心计算 6

3.6 发动机主要性能指标计算 6

3.7 变速器的档位数和传动比 8

4 并联式驱动系统设计 9

4.1 原理 9

4.2 特点 10

4.3 转矩耦合和转速耦合 10

5 汽车总成设计 11

5.1 发动机和电动机系统 11

5.2 车身系统 11

5.3 传动系统 11

5.4 底盘系统 12

5.5 电器系统 14

致 谢 17

# 绪论

## 混合动力车的概况

过去，我国的传统汽车产业一直陷于“引进、落后、再引进、再落后”的怪圈之中。在开发混合动力电动汽车的问题上，我们不能重蹈覆辙，应多开发具有自主知识产权的部件和产品，尤其是关键部件方面。比如，我们过去在发动机电控方面落后，现在有了很大的进步，发挥好我们的自身优势，培养自主开发能力同自主开发对发展混合动力汽车同等重要。汽车制造是一项复杂的工程，需要综合技术，需要有一套完整的系统，混合动力汽车也不例外。

高可用性技术研究是非常重要的一方面，我们不能指望混合动力汽车的用户都会主动优化使用。因此，技术要放在第一位，尤其是经济的、可靠的和适用的技术。法规也很重要，政府的政策更必不可少。要从技术、法规和政策等各个层面系统地分析我们的混合动力汽车要真正形成产业，我们需要对其进行深入的探讨。混合动力汽车技术关键在于动力总成技术、能量分配和管理以及整车控制。要发挥优势，千方百计在关键技术上，走在前列，尤其是动力总成集成技术。对于车载储能装置，要探讨可能的新形式，如超级电容等。

混合动力汽车在现有技术的基础上达到了提高燃料经济性和减少排放的目的，因而极具发展前景。就目前我国的发展来看，我国混合动力汽车保有量较低，纯电动汽车技术不成熟，未来混合动力汽车市场增长量预期较强。尽管从长远来看只是一种过渡车型，但混合动力汽车在近20-30年内会有相当巨大的发展前景。我国政府最新出台的《节能与新能源汽车发展规划（2012-2020年）》给混合动力市场带来了巨大的政策利好，混合动力汽车必将进入快速发展阶段。

## 汽车设计基本要求

1. 汽车外轮廓尺寸应符合GB1589-89的外轮廓尺寸限界规定
2. 轴荷分布合理，并符合相关公路法规限定要求
3. 汽车各项性能满足任务书中的指标
4. 进行运动学方面的较核，确保汽车正确的运动
5. 拆装和维修方便

## 主要考虑特性

### 动力性

汽车的动力性主要由三个方面的指标来评定：

1. 最高车速：

指汽车在规定载重质量条件下，在良好水平路面上能达到的最高行驶速度。

1. 加速能力：

指汽车在各种使用条件下迅速增加汽车行驶速度的能力。加速过程中加速用的时间越短、加速度越大和加速距离越短的汽车，加速性能就越好。

1. 上坡能力：

上坡能力用汽车满载时以最低挡位在坚硬路面上等速行驶所能克服的最大坡度来表示，称为最大爬坡度。它表示汽车最大牵引力的大小。不同类型的汽车对上述三项指标要求各有不同。轿车与客车偏重于最高车速和加速能力，载重汽车和越野汽车对最大爬坡度要求较严。但不论何种汽车，为在公路上能正常行驶，必须具备一定的平均速度和加速能力

### 燃油经济性

混合动力汽车燃油经济性体现在加速和减速较频繁的场合，采用不同的控制策略可以降低油耗，而长时间匀速行驶时效果不明显。影响因素有：发动机热效率、传动系统、造型影响、控制策略。

### 制动性能

汽车行驶时能在短时间内停车且维持行驶方向稳定性和在下长坡时能维持一定车速的能力，称为汽车的制动性，是汽车的主要性能之一。

### 动力性能

汽车的动力性指标主要由最高车速、加速能力和最大爬坡度来表示，是汽车使用性能中最基本的和最重要的性能。

### 通过性

汽车在一定的载质量下能以较高的平均速度通过各种坏路及无路地带和克服各种障碍物的能力，称之为汽车的通过性。各种汽车的通过能力是不一样的。轿车和客车由于经常在市内行驶。通过能力就差。而越野汽车、军用车辆、自卸汽车和载货汽车，就必须有较强的通过能力。

### 稳定性

汽车的稳定性是汽车在受到外界扰动后恢复原来运动状态的能力，以及抵御发生倾覆和侧滑的能力。对于汽车来说，侧向稳定性尤为重要。当汽车在横向坡道上行驶。转弯以及受其他侧向力时，容易发生侧滑或者侧翻。汽车重心的高度越低，稳定性越好。合适的前轮定位角度使汽车具有自动回正和保持直线行驶的能力，提高了汽车直线行驶的稳定性。如果装载超高、超载，转弯时车速过快，横向坡道角过大以及偏载等，容易造成汽车侧滑及侧翻。

## 马1.png设计路线

# 设计选型

## 参数要求

|  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- |
| 参数值 | | 参数 | |
| 质量参数 | 整备质量(kg) | | 1486 |
| 最大总质量(kg) | | 1866 |
| 性能参数 | 最高车速(km/h) | | 150 |
| 最大爬坡度(%) | | 30% (即16.7度) |
| 0-100km/h加速时间 | | 13s |
| 总成参数 | 最大功率(Kw) | | 105 |
| 最大扭矩(N.m) | | 165 |
| 最高档速比 | | 0.8 |
| 主减速比 | | 4.286 |

## 车型确定

常见汽车按最大总质量分类（GB3730.1-1988）：

|  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- |
| 汽车类型 | 微型 | 轻型 | 中型 | 重型 |
| 厂定汽车最大总质量/t | ≤1.8 | >1.8~6 | >6~14 | >14 |

此处应为轻型汽车

## 轴数选择

常见轴数通常有二轴、三轴、四轴。轿车、轻型及以下的车辆均采用二轴型式，中型及以上的汽车多采用三轴，少数采用四轴。

结合参数要求，此处采用二轴。

## 驱动形式

现在的乘用车的布置形式主要有：前置前驱、前置后驱、前置四驱、中置后驱、中置四驱、后置后驱、后置四驱。

### 前置前驱

大多数轿车上比较流行的驱动方式，但货车和大客车基本不采用。主要用于2.5L以下乘用车。布局一般是将发动机横置，与设计紧凑的变速驱动桥相连。优点主要为结构紧凑、空间利用率高、动力传递效率高、稳定性好。缺点主要为前轮负荷小牵引力下降、前桥复杂成本高、前端驱动需要等速转向节工艺复杂。

### 前置后驱

较传统的驱动方式，国内外大多数货车、部分轿车和客车采用，小型车较少采用。优点主要为驱动轮牵引性能好、轴荷分配较均匀、操作机构布置简单、转向机构结构简单。缺点主要为传动轴影响燃油经济性、驾驶室空间小，影响舒适性。

### 前置四驱

多用于高性能轿车或越野车，暂不考虑。

### 中置后驱

多用于高性能跑车和超级跑车，暂不考虑。

### 中置四驱

多用于高性能跑车和超级跑车，暂不考虑。

### 后置后驱

目前大、中型客车比较流行的形式。应用在乘用车上几乎没有优点，暂不考虑。

### 后置四驱

较少车型采用。应用在乘用车上几乎没有优点，暂不考虑。

考虑到本车整备质量较轻，且需要电机与发动机为并联式，故初步拟定采用前置前驱类型

## 布置形式

为满足大多数人的需求，设计车型为普通型，各方面参数按普通车型的参数选取。车身外形参考同类型车设计成流线型以减少汽车行驶的空气阻力。此处选择常规的4x2类型。

## 车身形式

轿车车身是由发动机舱、客厢和行李箱三部分组成。轿车车身的基本形式有折背式、直背式和舱背式三种。三种基本车身形式的主要区别表现在车身顶盖与车身后部形状之间的关系上的差别。

折背式车身有明显的发动机舱、客厢和行李箱，且车身顶盖与车身后部呈折线连接。

直背式车身流线型好，有利于降低空气阻力系数和使行李箱容积增大。

舱背式轿车车身的顶盖比折背式长，同时后窗与后行李箱盖形成一个整体的后部车门，一般情况下行李箱容积小。发动机排量在1.0L以下的轿车，以舱背式为主；发动机排量在1.0-4.0L时，三种都有；发动机排量大于4.0L式，基本采用折背式车身。

# 主要参数及尺寸的确定

## 轴距及轮距

部分汽车的轴距和轮距：

|  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- |
| 车型 | 类别 | 轴距L／mm | 轮距B／mm |
| 轿车 | 微型 | 2000-2200 | 1100-1380 |
| 普通 | 2100-2540 | 1150-1500 |
| 中级 | 2500-2860 | 1300-1500 |
| 中、高级 | 2850-3400 | 1400-1580 |
| 高级 | 2900-3900 | 1560-1620 |
| 4x2货车 | 微型 | 1700-2900 | 1150-1350 |
| 轻型 | 2300-3600 | 1300-1650 |
| 中型 | 3600-5500 | 1700-2000 |
| 重型 | 4500-5600 | 1840-2000 |

轴距L的选择要考虑它对整车其它尺寸参数、质量参数和使用性能的影响。在满足所设计的汽车的车厢尺寸、轴荷分配、主要性能和整体布置等要求的前提下，将轴距设计得短一些比较好。结合选定的车型，此处初步选定轴距L为2100-2540，轮距B为1150-1500。其中，轴距L取2500mm。

根据 B=kL ，其中k为系数，对于微型轿车，k=0.55～0.64，对于其它轿车，k=0.5~0.54。

计算得轮距B取1300mm。

## 轮廓尺寸

汽车的轮廓尺寸包括其总长、总宽、总高，它应根据汽车的类型、用途、承载量、道路条件、结构选型以及相关法律法规确定。

根据《汽车、挂车及汽车列车外廓尺寸、轴荷及质量限值》（GB1589-2016）中的要求，二轴客车最大车长、车宽、车高分别为12000、2500、4000，单位：mm。

通常轿车的轴距约为总长的54%～60%，车长取4200。

轮距B和车宽W之间的关系为：B=3/4 W + 100(±80)，故车宽W约取1600mm。

结合车高和车宽，根据一些常见车辆尺寸，车高初步拟定为1300。

## 前悬LF和后悬LR

汽车的前悬LF和后悬LR尺寸由总布置后确定。前、后悬过长时，汽车接近角和离去角都小，影响汽车通过性能。考虑到整车质心应当居中，前后重量分配约为6:4，根据一些常见的车辆尺寸，故LF取700mm，LR取750mm

## 最小离地间距

汽车的最小离地间距，就是在水平面上汽车底盘的最低点与地面的间距，通常单位为毫米（mm），不同车型其离地间距也是不同的，离地间距越大，车辆的通过性就越好。后置驱动类型汽车的离地最低点一般在后轴中央，前置驱动类型汽车一般在前轴。一般轿车的最小离地间隙为100mm~200mm，符合正常道路状况的使用要求。影响轿车总高的因素有底部离地高、地板一下部件高、室内高和车顶造型高度等。

轴间底部离地高应大于最小离地间隙。由座位高、乘员身长和头部及头上部空间构成的室内高一般为1120~1380mm。汽车造型高度在20~40mm范围内变化。

## 轴荷分配和质心计算

轴荷分配时汽车的重要质量参数，对牵引性、通过性、制动性、操控性和稳定性等主要使用性能以及轮胎使用寿命有很大影响。

对于轿车而言，前置前驱满载时的前轴负荷最好在55%以上，以保证爬坡时的附着力。

部分汽车的轴荷分配范围：

|  |  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- | --- |
| 车型 | | 空载 | | 满载 | |
| 前轴 | 后轴 | 前轴 | 后轴 |
| 轿车 | 前置前驱 | 56%～66% | 34%～44% | 47%～60% | 40%～53% |
| 前置后驱 | 50%～55% | 45%～50% | 45～50% | 50%～55% |
| 后置后驱 | 42%～50% | 50%～58% | 40%～45% | 55%～60% |

此处选择 轿车 前置前驱 类型

## 发动机主要性能指标计算

### 最大功率Pe max及相应转速nP

发动机功率越大则汽车动力性越好，但功率过大会使发动机功率利用率降低，燃料经济性下降，动力传动系的质量也要加大，故应通过计算合理选择。

其中，最大功率Pe max可根据下式计算出：

式中 Pe max --- 发动机最大功率，kW;

--- 传动系的传动效率，对于4x2式汽车取 ；

ma --- 汽车总质量，kg；

g --- 重力加速度，m/s2

f --- 滚动阻力系数，对于汽车等高速车辆需考虑车速，并取,约为0.0265；

va max --- 最高车速，km/h；

CD --- 空气阻力系数，轿车取0.4～0.5；

A --- 汽车正面投影面积，m2，对于轿车，可按 计算，其中B为汽车总宽，H为汽车总高，约为1.6224

表2.1 传动系各部件的传动效率

|  |  |
| --- | --- |
| 部件名称 | 传动效率（%） |
| 4～6档变速器  辅助变速器（副变速器或分动器）  单级减速主减速器  双级主减速器  万向传动节 | 95  95  96  92  98 |

表2.2 良好路面上常用轮胎滚动阻力系数

|  |  |
| --- | --- |
| 轮胎种类 | 滚动阻力系数 |
| 中重型载货车用子午线轮胎  中重型载货车用斜交轮胎  轻型载货车用子午线轮胎  轻型载货车用斜交轮胎  轿车用子午线轮胎  轿车用斜交轮胎 | 0.0070.008  0.0100.012  0.0080.009  0.0100.012 |

按式求出Pe max约为54.4 kW，其应为发动机在全负载下测定时得到的最大有效功率，比一般发动机外特性的最大功率低12%～20%。

在整车选型阶段还应对发动机最大功率时转速nP提出要求，因为它不仅影响发动机本身技术指标及使用寿命，还影响整车性能、传动系寿命以及主减速比的选择，轿车汽油机的nP大多为 4000～6000 r/min，取5000r/min。

### 发动机最大转矩Te max及相应转速nT

发动机最大转矩Te max及相应转速nT对汽车动力因素、加速性能及爬坡性能等动力特性有影响。可按下式求发动机的最大转矩Te max(单位为N·m):

式中 --- 发动机的转矩适应系数，汽油机多为1.2~1.35，此处取1.2；

--- 最大功率时的转矩，N·m；

--- 最大功率，kw；

--- 最大功率相应的转速，r/min；

按式求出约为91.64 N·m

发动机最大转矩相应的转速nT通常与nP间的对应关系为nP／nT=1.4~2.0，取1.5

此处nT取3333 r/min

### 发动机适应性系数Φ

发动机适应性系数能表明发动机适应汽车行驶工况的程度，现代发动机的适应性系数值对汽油机Φ=1.4~2.4，与转矩适应系数和转速适应系数nP／nT间的关系为

按式求出Φ约为1.8

## 变速器的档位数和传动比

不同类型汽车的变速器，其档位数也不相同。过去常用3个或4个前进档，但近年俩为提高其动力性尤其是燃料经济性，多采用5个前进档。此处取5档

选择最低档传动比时，应根据汽车最大爬坡度、驱动车轮与地面的附着力、汽车的最低稳定车速以及主减速比和驱动车轮的滚动半径来综合考虑。

最大爬坡度要求的变速器Ⅰ档传动比为：

式中 m --- 汽车总质量；

g --- 重力加速度；

--- 道路最大阻力系数；

--- 驱动车轮的滚动半径；

--- 发动机最大转矩；

i0 --- 主减速比；

--- 汽车传动系的传动效率；

G2 --- 汽车满载静止于水平路面时驱动桥给地面的载荷；

--- 道路的附着系数，计算时取 ;

故取Ⅰ档传动比取4.3

最高档数比为5档档速比0.8

中间档传动比按公式

求得q=1.4，

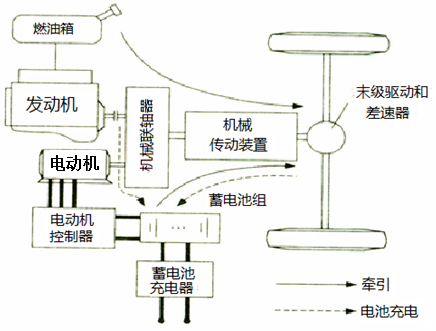
求得各档减速比依次为：i4=1.12，i3=1.568，i2=2.195

# 并联式驱动系统设计

## 原理

在驱动系统内部存在两类能量流，分别为机械能量流和电能量流。在功率交汇点处，始终以同一类功率形式，即电气的或机械的功率形式，而不是电气的和机械的功率形式，呈现着两个功率的相加或将一个功率分解为两个功率。混合动力电动汽车基本分类为：串联式、并联式、混联式和复合式。其中并联式（机械耦合）的原理基本如图：

并联式混合动力驱动系统的特征：在机械耦合器中两个机械功率被相加在一起。内燃机是基本能源设备，而蓄电池组和电动机驱动装置则组成能量缓冲器。此时，功率流仅受动力装置-内燃机和电动机所控制。由发动机直接向驱动轮提供机械动力，在机械层面上与传动系相配合的电动机予以辅助，并通过机械联轴器使两者共同配合提供动力。动力流向如图：



## 特点

1. 发动机和电动机都直接向驱动轮提供转矩，不存在能量形式的转换，因而能量损失较少；
2. 不需要附加的发电机，牵引电动机相比于串联式的牵引电动机小，因此结构紧凑；
3. 发动机和驱动轮之间存在着机械联轴器，因此其运行点不可能固定在 一个狭小的转速和转矩区域内。

## 转矩耦合和转速耦合

机械耦合包括转矩耦合和转速耦合：

转矩耦合：机械联轴器将发动机与电动机的转矩相加，并将总转矩传递给驱动轮，发动机和电动机的转矩可分别独立控制，但受到功率守恒的约束。发动机转速、电动机转速以及 车速以某一确定关系相互耦合，不可能独立控制。

转速耦合：机械联轴器将发动机和电动机的转速相加，且所有的转矩被耦合在一起，不能独立控制

# 汽车总成设计

## 发动机和电动机系统

发动机、电动机、机械连轴器这一机械传动总成的布置，关键在于其与发动机机舱后隔板、地板及倾斜部分的最佳相对位置。此时的布置空间应考虑到发动机维修的方便性。

现代乘用汽车主要选用汽油机和柴油机，也可根据需要选取其他燃料的发动机。根据具体车型的使用条件和布置上的结构需要，选择不同种类和形式的发动机。按气缸排列的形式来分，有直列式、水平对置和V型几种：直列式结构简单，宽度小，布置方便，但发动机缸数过多时占用空间过长，因此直列式适用于6缸以下的发动机。V型发动机具有长度小、高度低、曲轴刚度大等优点，在高档、大型轿车上应用较多，但其宽度大，车上布置比较困难，造价也高。水平对置式的主要优点是平衡好、高度低，主要用于一些微型车上。发动机的冷却方式有风冷式和水冷式两种。前者的优点是冷却系统简单，维修方便，对沙漠和异常气候的适应性好，但存在冷却不均、消耗功率大和噪声大等缺点，在轿车上应用不多，水冷发动机的主要优点有冷却的军营可靠，散热好，噪声小，能解决车内供暖问题等。其主要缺点是冷却系统结构复杂，使用与维修不方便，另外其冷却与性能受环境影响，温度影响较大，夏季冷却液容易过热，冬季又容易过冷，在室外存放，易结冰。会损坏气缸缸体和散热器。选用尺寸和质量小的发动机，不仅有利于汽车小型化、轻量化，同时在保证客厢内部有足够空间的条件下，还能节省燃料。

由于部分地区天然气资源充足，无排气公害、无噪声的电动轿车，是理想的低污染车，在解决高能蓄电池和降低成本的后会在轿车上得到广泛应用。锂电池虽然能量密度高，但其制造成本高，现阶段暂时难以大量普及。混合动力汽车中，由于汽车储能装置的限制，现阶段的电池无法满足行驶过程中对能量的需求，所以发动机还是作为主要动力输出。

发动机的功率必须满足车辆日常行驶的动力需求，但是发动机的功率参数选取过大会导致车辆在行驶过程中发动机会运转低效率区域，发动机的效率低下，尾气排放增加。发动机功率选取过小的时候，要求电机对于功率的输出补偿的能力增加，导致车辆的储能装置容量需求变大，电池重量直接影响整车重量，能量利用率也无法得到保障。合适的发动机功率的选取将直接影响车辆的整车性能。

## 车身系统

### 车架和车身底板的位置

轿车多采用承载式车身，其布置以侧视图和俯视图为主，整车的长宽确定后，车架的长宽也基本确定。车架长度大致与整车长度接近，车架前部宽度可根据前置发动机的外廓宽度、前轮距以及前轮最大转角时需留的空间等因素确定；车架后部宽度可根据后轮距和钢板弹簧片宽等尺寸确定。

### 油箱和行李箱

油箱通常位于司机坐椅一侧，以便加油。从防火考虑，最好位于轴距以内并远离发动机排气管、消音器及蓄电池。排气管、消音器通常布置在汽车右侧，而蓄电池靠近电动机则可缩短线路。轿车的行李箱布置在后座之后及后悬处，它应容纳下多件行李。

### 冷暖空调系统

轿车的空调设备都布置在仪表板的右侧，完成布置后，可绘出轿车顶盖、发动机罩、行李箱盖、前后风窗玻璃的轮廓线。

## 传动系统

### 变速器

变速器由传动机构与操作机构组成

### 差速器

当车辆在转向时，左、右二边的轮子会产生不同的转速，因此左、右二边的传动轴也会有不同的转速，于是利用差速器来解决左、右二边转速不同的问题。

### 传动系统

当发动机、电动机、联轴器和后驱动桥的位置确定后，可布置万向节和传动轴。电动汽车传动装置的作用是将电动机的驱动转矩传给汽车的驱动轴，传动装置的多数部件常常可以忽略。

### 传动轴

将经过变速系统传递出来的动力，传递至车轮进而产生驱动力的机构。 汽油发动机在运行时，发动机需要持续运转。但是为了满足汽车行驶上的需求，车辆必须有停止、换档等功能，因此必须在发动机的外连动之处，加入一组机构，以便在发动机持续运转的情形之下，让车辆静止或是进行换档的。这组机构便是动力连接装置。一般在车辆上可以看到的动力连接装置有离合器与扭力转换器等两种。

## 底盘系统

### 车轮与车桥

轮胎的尺寸和型号是进行汽车性能计算和绘制总布置图的重要原始数据之一，选择的依据是车型、使用条件、轮胎的静负荷、轮胎的额定负荷以及汽车的行驶速度等

轮胎所承受的最大静负荷与轮胎额定负荷之比，称为轮胎负荷系数。大多数汽车的轮胎负荷系数取为0.9～1.0，以免超载。轿车、轻型客车及轻型货车的车速高、轮胎受动负荷大，故它们的轮胎负荷系数应接近下限；对在各种路面上行驶的货车，其轮胎不应超载。试验表明：轮胎超载20％时，其寿命将下降30％左右。

为了提高汽车的动力因数、降低汽车及其质心的高度、减小非簧载质量，对公路用车在其轮胎负荷系数以及汽车离地间隙允许的范围内应尽量选取尺寸较小的轮胎。采用高强度尼龙帘布轮胎可使轮胎的额定负荷大大提高，从而使轮胎直径尺寸也大为缩小。例如装载量4t的载货汽车在20世纪50年代多用的9.00—20轮胎早已被8.25—20；7.50—20甚至8.25—16等更小尺寸的轮胎所取代。越野汽车为了提高在松软地面上的通过能力常采用胎面较宽、直径较大、具有越野花纹的超低压轮胎。山区使用的汽车制动频繁，制动鼓与轮辋之间的间隙应大一些，以便散热，故应采用轮辋尺寸较大的轮胎。轿车都采用直径较小、断面形状扁平的宽轮辋低压轮胎，以便降低质心高度，改善行驶平顺性、横向稳定性、轮胎的附着性能并保证有足够的承载能力。

根据轿车轮胎标准GB 2978-82 以及常见国产汽车轮胎的规格参数。本设计所选轮胎为80系列轿车子午线轮胎，规格为145/80 R10。外直径为485mm，断面宽度145mm

### 悬架系统

纵置钢板弹簧广泛用于货车、客车的前后悬架及部分轿车的后悬架。前钢板弹簧多置于车架纵梁下方，以便留出前轮的转动空间而不使前轮距增打，并以其前端为固定端以便与转向器靠近且减少冲击。后钢板弹簧则布置于纵梁的外侧。悬架是车架与车桥之间的一切传力连接装置的总称。它的功用是把路面作用于车轮上的垂直反力、纵向反力、和侧向反力以及这些反力所造成的力矩都要转递到车架上，以保证汽车的正常行驶。现代汽车的悬架尽管有各种不同的结构形式，但是一般都由弹性元件、减振器、和导向机构三部分组成。汽车悬架可分为两大类：非独立悬架和独立悬架。1）非独立悬架其结构特点是两侧的车轮由一根整体式车桥相连，车轮连同车桥一起通过弹性悬架与车架连接。2）独立悬架其结构特点是车桥做成断开的，每一侧的车轮可以单独地通过弹性悬架与车架连接，两侧车轮可以单独跳动，互不影响。

目前汽车的前、后悬架采用的方案有：前轮和后轮均采用非独立悬架；前轮采用独立悬架啊，后轮采用非独立悬架；前轮与后轮均采用独立悬架等几种。前后悬架均采用纵置钢板非独立悬架的汽车转向行驶时，内侧悬架处于减载而外侧悬架处于加载状态，结果与悬架固定连接的车桥的轴线相对汽车纵向中心线偏转一角度α。对前轴，这种偏转使汽车不足转向趋势增加；对后桥，则增加了汽车过多转向趋势。另外。前悬架采用纵置钢板弹簧非独立悬架时，因前轮容易发生摆振现象，不能保证汽车有良好的操纵稳定性，所以乘用车的前悬架多采用独立悬架。随着高速公路网的发展，促使汽车速度不断提高，使得非独立悬架已不能满足汽车行驶平顺性和操纵稳定性等方面提出的要求。因此，在汽车悬架系统中采用独立悬架已备受关注，尤其是在桥车的前悬架中无一列外地采用了独立悬架。

独立悬架具有以下优点：

在悬架弹性元件一定的变形范围内，两侧车轮可以单独运动，而互不影响，这样在不平道路上行驶时可减少车架和车身的振动，而且有助于消除转向轮不断偏摆的不良现象。

减少汽车的非簧载质量。在道路条件和车速相同时，非簧载质量越小，则悬架所受到的冲击载荷也越小。故采用独立悬架可以提高汽车的平均行驶速度。

采用断开式车桥，发动机总成的位置便可降低和前移，使汽车质心下降，提高了汽车的行驶稳定性。同时能给车轮较大的上下运动的空间，因而可以将悬架刚度设计的较小，使车身振动频率降低，以改善行驶平顺性。

以上优点使独立悬架广泛地被应用在现代汽车上，特别是轿车的转向轮普遍采用了独立悬架。但是。独立悬架结构复杂，制造成本高，维修不便。在一般情况下，车轮跳动时，由于车轮外倾角与轮距变化较大，轮胎磨损较严重。结合选定数据，拟定采用双横臂式悬架

### 转向系统

机械转向系统主要是由转向操纵机构、转向器和转向传动机构三大部分组成。转向装置是为实现汽车的转弯而设置的，由转向机、方向盘、转向机构和转向轮等组成。作用在方向盘上的控制力，通过转向机和转向机构使转向轮偏转一定的角度，实现汽车的转向。多数电动汽车为前轮转向，工业中用的电动叉车常常采用后轮转向。

工作原理：当转动转向盘时，通过转向轴及转向轴带动转向器转动副，使转向摇臂前后摆动，再通过转向直拉杆和转向节臂使左转向节及装在其上的转向轮绕主销偏转。同时，由左梯形臂带动转向横拉杆及右梯形臂使右转向节随之同向偏转。

目前国内外生产的许多车型在转向操纵机构中采用了万向转动装置（包括转向万向节和转向传动轴），只要适当改变转向万向转动装置的几何参数，便可满足各种变型车的总布置要求，有助于转向盘和转向器等部件的通用化和系列化。即使在转向盘与转向器同轴线的情况下，其间也可采用万向传动装置，以补偿由于部件在车上的安装误差和安装基体变形所造成的二者轴线实际上的不重合。

现代汽车经常在良好的路面上行驶故多采用可逆式转向器（可逆式转向器有利于汽车转向结束后转向轮和转向盘的自动回正，但也能将坏路面对车轮的冲击力传到转向盘，发生“打手”现象）目前在汽车上广泛采用的有齿轮齿条式、循环球-齿条齿扇式以及循环球-曲柄指销式几种。齿轮齿条式转向器是利用齿轮的转动带动齿条左右移动，再通过横拉杆推动转向节，达到转向的目的。它主要由转向器壳体、转向齿轮、齿条传动副等组成。转向壳体用螺栓固定在车架上，齿条与齿轮始终保证无间隙啮合，主要依靠齿条导向座下方弹簧弹力的作用，弹簧弹力可通过调整螺塞视需调整。齿轮齿条式转向器结构简单、紧凑、质量轻，刚性大，转向灵敏，制造容易，成本低，正、逆效率都较高，而且省略了转向摇臂和转向直拉杆，使转向转动机构简化，因此它在轿车上得到了广泛地应用。故在微型纯电动车转向系设计时采用齿轮齿条式转向器，如下图桑塔纳轿车转向器。当转向轮独立悬挂时，每个转向轮分别相对于车架作独立运动，因而转向桥必须是断开式的。与此相应，转向传动机构中的转向梯形也必须断开。

### 制动系统

混合动力汽车的制动装置同其他汽车一样，是为汽车减速或停车而设置的，通常由制动器及其操纵装置组成。在混合动力汽车上，可以采用电动机制动或发动机制动，它可以利用驱动电动机的控制电路实现电动机的制动，也可以用传统的离合器进行发动机的制动。

## 电器系统

### 电器系统电路

目使用电动机-蓄电池-充电装置连接。汽车的其它电力供应部分，如照明系统、操作显示系统、音响系统、空调系统，都可由蓄电池提供。而在汽车制动时，还可以为电路系统充电。

### 蓄电池系统

混合动力汽车的电池目前还存在价格较高、续驶里程较短、动力性能较差等问题，而这些问题都是和电源技术密切相关的。目前制约其发展的关键因素是动力蓄电池不理想，重点的就在于选用设计合理的电池。对蓄电池系统的要求如下:

1. 高的比能量和能量密度；
2. 高的比功率和功率密度；
3. 高的比功率和功率密度；
4. 高的比功率和功率密度；
5. 自放电率小, 充电效率高；
6. 安全性能良好, 且成本低廉；
7. 免维修；
8. 对环境无危害, 可回收性好。

目前国内纯电动汽车使用的主要是铅酸电池、镍氢电池和锂离子电池这三类。目前能大量生产供应的只有铅蓄电池和镉镍蓄电池。由于镉镍电池性能价格比不如铅蓄电池而且存在镉污染，故选用铅酸电池。电池的电压要求符合电机控制器的电压，电机控制器直流电压输入范围在450．700V之间，额定电压为576V，将该电压作为电池电压。考虑车辆在低速行驶的过程中使用电池系统驱动电机来满足车辆行驶的能量需求，而在高速行驶过程中，发动机会产生一部分的剩余功率满弥补储能装置在低速情况工作时候的损失，以及在制动能量回收的时候电机会对储能装置进行充电，所以主要考虑低速情况行驶过程中储能装置必须满足车辆的能量需求。设计总结

对于这次并联式混合动力汽车的设计任务，我们认为主要是要学会和理解掌握汽车的一般设计过程。我们通过课程已经学习了关于汽车的基本设计，但是设计任务是混合动力汽车的设计，这使得许多设计过程充满了难度，不但设计方法不同，更重要的所需的资料、信息、数据很少，所以从一开始我们就只有借助课外资料、图书以及大量的通过上网搜集资料信息数据。在搜集到这些数据资料之后我们又花了大力气进行整理和分析，因为在设计车型时我们主要以此为设计参考。整个设计任务从开始的搜集信息了解，再到车型分析对比，这些都主要是借助网络来完成。虽然我们所学习和使用的仅仅是很少很浅的一部分，但这些内容是接触和深入学习这些知识的基础。

参数确定是计算的重点，即车辆的技术参数的选择和确定，但这一部分我们遇到了很大的阻力，因为在设计和计算时，需求明确的数据，但这些数据很难获得。即使在网上搜到也是收费的，最后我们只能以有限的参考资料进行参数设计。在总成选择时也只能参考现有车型进行选择，所有的这些都只是概念层面的。

不管怎么说我们从最初搜集信息到车型对比分析、参数设计、总成选择，这些一步步的设计流程是大致符合车辆设计过程的，通过这次的设计练习我们对这一汽车设计有了全面又深刻的认识，以及对如何有效利用网络资源搜集信息数据都有了新的认识。这些都是我们的收获。最后要感谢指导老师在毕设整个阶段对我的帮助和指导。

# 致 谢

本文是在老师教授的悉心指导下完成的。在短短的三个月的本科毕业设计阶段，老师以其宽广渊博的学识和严谨求实的科研作风对我言传身教，使我受益匪浅；同时为我的学习和研究工作提供了各种有利的条件，使我能够不断取得学业上的进步和学术水平的提高。在论文完成之际，我要向多年来培养我的老师表示衷心的感谢，并致以崇高的敬意!在课题的研究过程中还得到了其他老师的帮助和指导，他们为我做的论文提供了极大的帮助!参 考 文 献

1. 万钢．中国电动汽车的现状和发展．中国环保产业，2003, 55(2):30-32．
2. 朱家琏．先进电动汽车技术．化学工业出版社，2007.7
3. 阐萍．中国电动汽车的研究概述.安徽科技，2004(7):33-34
4. 吴志新．我国电动汽车发展现状及展望，汽车科技，2003(4):25-28
5. 张翔，赵韩，张炳力．中国电动汽车的进展．汽车研究与开发，2004( 1) : 19-25
6. 张翔，赵韩，钱立军．国内各主要单位电动汽车研发项目进展情况及主要产品介绍．汽车技术，2004(5):42-44
7. 曹天刚，张传伟，自志峰．电动汽车技术进展和发展趋势．西安交通人学学报，2004, 38( 1) : 1-5
8. 胡树华，杨威．我国电动汽车产业化战略分析．北京汽车，2003(3):20-25
9. 陈清泉，孙迁春，祝嘉光．现代电动汽车技术．北京:,北京理工大学出版社，2002: 21-48．
10. 卢世刚，刘莎．电动汽车用动力电池的主要发展方向．新材料产业,2005 ( 4):49-54附录A