# ラックピニオン式ステアリング用アルミラックハウジングの強度解析

Strength Analysis of Aluminum Rack Housing of Rack and Pinion Steering Systems

西野明宏 A.NISHINO

In the study of reverse input static strength of rack and pinion steering gears, the strength of aluminum rack housing was simulated by a linear finite element analysis on the rack housing. However, this method was not accurate enough causing substantial errors in estimation of the fracture position and the fracture load. In order to solve this problem, a more sophisticated simulation method has been developed taking account of non-linearity of the material as well as the contact and the transmission of forces between components. This method has improved the prediction accuracy of the fracture position and the fracture load through evaluation of maximum principal strain in the rack housing.

Key Words: CAE, strength analysis, rack housing, finite element analysis, plastic-elastic analysis, contact analysis

## 1.はじめに

ステアリングギヤは自動車の重要保安部品の一 つであり,特に十分な強度と耐久信頼性が要求さ れる.そのため,さまざまな強度・耐久試験が実 施されている.また,自動車の開発期間短縮およ び開発費削減と軽量化も,強く求められている. ラックピニオン式ステアリングギヤのラックハウ ジングは,アルミ鋳物のため,その鋳造型の製作 に日数が必要である.したがって,強度・耐久試 験の不合格による設計変更は,開発スケジュール に大きな影響を与える.このため,事前に十分検 討された強度・耐久性を有する,高い設計品質が 求められる.

従来の強度シミュレーションでは,鋼のような 応力とひずみの関係が,材料に負荷される荷重に かかわらず,常に一定の関係を持つ線形材料を扱 う事が,一般的であった.一方アルミのように, 応力とひずみの関係が,負荷される荷重によって 変化する非線形材料では,徐々に荷重を負荷し, その都度,剛性マトリックスを計算し直すことが 必要なため,計算量が膨大となる.このため,そ の非線形性を無視して,線形材料に近似した簡易 な強度シミュレーションが行なわれる事が多いの で,破損荷重の推定は誤差が大きく,設計品質に 影響を与えていた<sup>1)</sup>.

また,その計算対象として,部品単体を扱う事 が多く,部品に作用する荷重条件の計算は,剛体 の力学を用いた手計算が一般的であった.多数の 部品から構成される組立品の強度シミュレーショ ンは,部品同士の締結部分の接触状態が,外部か ら作用する荷重により変化し,強い非線形性を示 すため,計算結果が発散してしまい,結果を得る 事が難しかった.このため,シミュレーションす るアプリケーションごとに,専用のシミュレーシ ョンソフトを開発する必要があった.それらの課 題に対し,昨今のコンピュータ処理能力の飛躍的 向上と,汎用解析ソフトの機能向上により,非線 形材料で,しかも部品相互の接触を含む,組立状 態でのシミュレーションが,技術的には可能にな ってきた<sup>2)</sup>.

今回,台上の強度・耐久試験の一つである逆入 力静的強度試験におけるラックハウジングの破損 荷重の推定を,有限要素法によるシミュレーショ ンで試みたので報告する.

#### 2. 逆入力静的強度試験

ラックピニオン式ステアリングギヤの逆入力静 的強度試験は,ステアリングギヤを治具に取り付 け,ピニオンの回転を固定し,ラック端部よりス テアリングギヤが破損するまで荷重を上げながら 入力し,破損時の荷重を求める.

図1に試験の概要を示す.



Reverse input static strength test

ラック端部より入力された荷重により, ラック とピニオンのギヤ部にかみあい荷重が発生する. ピニオン側のかみあい荷重は, ピニオン支持軸受 を介してラックハウジングに負荷される. ラック 側のかみあい荷重は, サポートヨークを介してラ ックハウジングに負荷される.

### 3.解析手法

3.1 有限要素法によるシミュレーション

今回,シミュレーションに使用した有限要素解 析ソフトウエアはABAQUS Inc.のABAQUS/ Standardである<sup>3)</sup>.

今回の解析では,三次元モデルを使用し,ラッ クハウジングとラックをソリッド要素としてモデ ル化した.アルミは低ひずみ域より材料強度が非 線形性を示すので,ラックハウジング強度に影響 を与えると考えられる.このため,解析に用いた 応力とひずみの関係は,ラックハウジング材料の, 試験片を用いて単軸引張試験より得られた図2の 関係を用いた.さらに,ラックハウジング内径面 とラックが,ラックがたわんだ時ラックハウジン グ端部で接触し,ラックの剛性がラックハウジン グ強度に影響を与えることが考えられるので,両 者の接触も考慮した.



図2 応力 - ひずみの関係

Relationship between stress and strain

3.2 解析条件

解析に使用した有限要素モデルを図3に示す. 境界条件は以下の4点とした.

- (1)ステアリングギヤを治具に取り付けるマウン ト穴の内径面を,剛体面として定義する.剛 体面は完全固定する.
- (2)ラック端部から入力される荷重方向を表1に 示す.この荷重のうち,ラックの半径方向成 分のみラック端部に負荷する.
- (3)ラック端部からの荷重の軸方向成分よりギヤ かみあい荷重を計算し,2点支持軸受系の解 析により,ピニオン支持軸受の転動体荷重を 計算する.軸受の転動体荷重は,ピニオン支 持軸受の取り付け部分よりラックハウジング

に与える.このようにすることで,かみあい 荷重はギヤかみあい部のFEMモデルを構築 して解析する事なく計算することができるの で,高速シミュレーションが可能となる.

(4)ギヤかみあい荷重よりサポートヨークに作用 する荷重を計算し,その荷重をラックハウジ ングのサポートヨーク軸内径面より負荷す る.



図3 **有限要素モデル** Finite element model

表1 ラック端部から入力される荷重方向

Load direction input from rack end

車両上面視	前方より11.3°
車両前面視	上方より0.5。

## 4.シミュレーション結果

一般的に,強度シミュレーションでは,応力を 評価される事が多い.ところが,アルミのような 非線形材料が破損するような荷重条件では,負荷 される荷重の変化に対して,発生する応力の変化 は小さい.これに対し,ひずみの変化は大きい. このため,ひずみを評価するほうが,破損荷重の 推定は,精度良く,容易と予想できる.

図4にラックハウジングの最大主ひずみ分布図 を示す.最大主ひずみの最大値は,ピニオン軸と ラック軸の交差するリブ起点のA部に発生した. 図5に変形モード図を示す.ラックとピニオンに ギヤかみあい荷重が発生し,それぞれの荷重がラ ックハウジングに作用する事により,ラックハウ ジングのギヤかみあい部分周辺にモーメントが作 用する.この結果,ラック軸がS字状に変形し, A部に最大の最大主ひずみが発生したと考えられ る.

ラック端部からの荷重とラックハウジングに発 生する最大主ひずみの最大値の関係を図6に示 す.図6に示した,ラックハウジングに発生する 最大主ひずみの最大値が,図2に示した単軸引張 試験時に材料が破断した伸びに達するときに,ラ ックハウジングが破損したと判断した.このとき のラック端部からの荷重が,逆入力静的強度試験 のラックハウジングの破損荷重と推定した.表2 に推定破損荷重を示す.



図6 荷重と最大主ひずみ

Relationship between load and maximum principal strain

表2	シミュレーションの結果
	Results of simulation

<b>シミュレーションの推定破損荷重</b> , kN	24.2
<b>試験時の破損荷重</b> , kN	30.0
相対誤差,%	- 19.3

## 5.シミュレーションと逆入力静的 強度試験の結果の比較

逆入力静的強度試験完了品の破損部の外観を 図7に示す.シミュレーションで得られた最大主 ひずみ最大値の発生点は実際の破断面と一致し た.このことより,A部が破断起点と考えられ る.

破損起点(写真の裏側)





逆入力静的強度試験での破損荷重は30.0kNで, 推定破損荷重は24.2kNであり,その相対誤差 は-19.3%であった.

この違いの要因としては,以下の2点が考えられる.

- (1)ステアリングギヤはゴムマウントを介して治 具に取り付けられているが、このシミュレー ションでは、ゴムマウントを剛体として扱っ ている.したがって、ラック軸の変形とひず みは、実際よりも大きく計算されていると考 えられる.
- (2)図6から分かるように,材料破損時の伸びが 変化すると,推定破損荷重も変化する.当然, 材料の引張強度の影響も受ける.今回は試験 片の応力-ひずみの関係図を使用したが,ア ルミ材料の鋳造条件などが異なるため,製品 のそれとは違う可能性も考えられる.

## 6.おわりに

ラックピニオン式ステアリングギヤの逆入力静 的強度試験におけるラックハウジングの強度を, シミュレーションした結果,以下の結論が得られた.

- (1)アルミの材料非線形性,ならびに部品間の接触を考慮した精度の良い強度シミュレーションが,汎用有限要素解析ソフトを使用することにより,実用的な計算時間で可能であった.
  このことは,他のアプリケーションのアルミハウジングにも,専用のシミュレーションソフトの開発無しで,容易に強度シミュレーションが可能なことを示している.
- (2)ラックとラックハウジングの接触,ならびに ラックハウジングの材料のひずみ・強度の非 線形性を考慮に入れ,ラックハウジングに発 生する最大主ひずみを評価することで,破損 起点を推定できた.
- (3)推定破損荷重は,ゴムマウントのモデル化方 法と,材料の応力-ひずみの関係が異なるこ との二つの要因のため,-19.4%の相対誤差 があった.

今回の逆入力静的破壊試験ではラック軸部分が 破損したが,ピニオン支持軸受圧入部付近が破損 することも多く見られる.このシミュレーション では,軸受部分のモデル化の簡略化を図るため, ラックハウジングに軸受転動体荷重を直接負荷し ているので,軸受圧入部付近が破損起点となる場 合の評価はできない.今後,軸受を含めたシミュ レーションを行い,軸受圧入部付近からの破損の 推定と,破損荷重推定の精度向上に努めたい.

## 参考文献

- 1) 梶原一寿: Koyo Engineering Journal, no. 167 (2005) 37.
- 2) 久保田幸利: Koyo Engineering Journal, no. 162 (2002) 48.
- 3 ) ABAQUS Inc : ABAQUS/Standard USER'S MANUAL





ステアリング事業本部 ステアリング実験部