

NGHIÊN CỨU SỬ DỤNG HỢP KIM NHÔM CHẾ TẠO KHUNG SƠMI - RƠMOOC

RESEARCH TO USE THE ALUMINIUM ALLOY TO PRODUCE FRAME OF TRAILER

Phạm Tất Thắng^{1,*}

TÓM TẮT

Bài báo trình bày nghiên cứu lý thuyết sử dụng một hợp kim nhôm để chế tạo khung sơmi - rơmooc: Tính toán tối ưu kết cấu khung sơmi - rơmooc bằng hợp kim nhôm trên cơ sở một khung bằng thép (vật liệu truyền thống) có sẵn trên thị trường; Tính toán kiểm tra bền khung ở một số chế độ tải trọng.

Từ khóa: Khung xe, sơmi rơ mooc, hợp kim nhôm, Matlab.

ABSTRACT

The paper presents theoretical research for the use of an aluminum alloy for the manufacture of the trailer frame: Optimize the structure of the frame by aluminum alloy on the basis of the frame by steel (traditional material) available on the market; Calculate the strength test of the frame in some load modes.

Keywords: Frame, trailer, aluminium alloy, Matlab.

¹Khoa Cơ khí, Đại học Giao thông Vận tải

*Email: phamthangdac@yahoo.com.vn

Ngày nhận bài: 10/05/2018

Ngày nhận bài sửa sau phản biện: 31/05/2018

Ngày chấp nhận đăng: 08/06/2018

1. ĐẶT VẤN ĐỀ

Việc làm giảm khối lượng của phương tiện giao thông mang lại nhiều lợi ích: giảm tiêu thụ nhiên liệu, giảm phát thải khí gây hiệu ứng nhà kính, thỏa mãn các điều kiện được áp đặt bởi hiệp định Paris về chống biến đổi khí hậu và bảo vệ môi trường năm 2015, cải thiện tính an toàn (giảm quãng đường phanh), giảm hư hỏng cầu đường, cho phép chở được nhiều hàng hóa và hành khách.

Nhôm được biết đến là một trong các vật liệu nhẹ được sử dụng phổ biến (sau thép) trên các phương tiện giao thông bởi nó có nhiều lợi thế: nhẹ, có nhiều trong tự nhiên, độ dẻo cao, sức bền mòn hóa học tốt, nhưng cơ tính của hợp kim nhôm thấp hơn đáng kể so với thép. Vấn đề đặt ra cần phải nghiên cứu tính toán tối ưu để kết cấu khung sơmi - rơmooc bằng hợp kim nhôm đồng thời đảm bảo độ bền cơ học và khối lượng bản thân nhỏ hơn đáng kể so với khung bằng thép.

2. KẾT CẤU KHUNG SƠMI - RƠMOOC

Kết cấu và kích thước tổng thể của khung sơmi - rơmooc 20 feet được trình bày trên hình 1.

3. TỐI ƯU KẾT CẤU KHUNG SƠMI - RƠMOOC BẰNG HỢP KIM NHÔM

3.1. Xây dựng bài toán

Chọn vật liệu để chế tạo khung sơmi - rơmooc là hợp kim nhôm AA6082.

Do ứng suất uốn cho phép của hợp kim nhôm AA6082 nhỏ hơn của thép, nên mô men chống uốn tối thiểu của các mặt cắt kết cấu khung bằng hợp kim nhôm AA6082 phải thỏa mãn điều kiện sau:

$$W_{uA} = \frac{[\sigma_u]^F}{[\sigma_u]^A} W_{uF} \quad (1)$$

trong đó: W_{uA} - Mô men chống uốn của mặt cắt vật liệu hợp kim nhôm; W_{uF} - Mô men chống uốn của mặt cắt vật liệu thép; $[\sigma_u]^F$ - Ứng suất uốn cho phép của thép, $[\sigma_u]^F = 560$ MPa; $[\sigma_u]^A$ - Ứng suất uốn cho phép của hợp kim nhôm AA6082, $[\sigma_u]^A = 250$ MPa.

Tùy theo dạng và kích thước mặt cắt mà có mô men chống uốn khác nhau, tức là:

$$W_u = f(h, b, t_c, t_b) \quad (2)$$

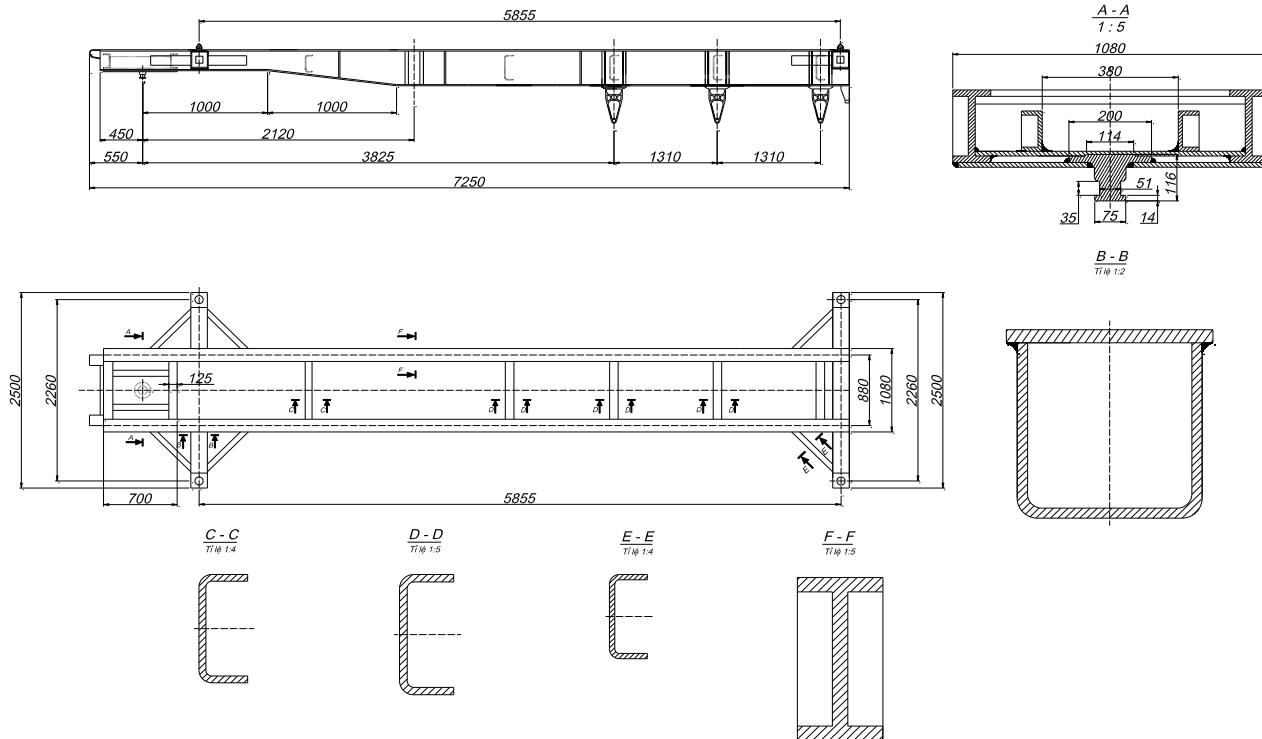
Với các thông số mặt cắt các dầm bằng thép (h_F, b_F, t_{cF}, t_{bF}) đã biết (theo khung sơmi-rơmooc bằng thép đã có).

Như vậy, vấn đề đặt ra là phải xác định được các thông số mặt cắt các kết cấu khung bằng hợp kim nhôm (h_A, b_A, t_{cA}, t_{bA}) thỏa mãn điều kiện 1.

Tuy nhiên, với mục tiêu làm giảm nhẹ khối lượng khung sơmi - rơmooc khi sử dụng hợp kim nhôm, phải xác định được các kích thước mặt cắt kết cấu để khối lượng của khung là nhỏ nhất. Khối lượng kết cấu của khung được tính:

$$m_A = \rho_A \cdot V_A = \rho_A I_A S_A = \rho_A I_A \cdot f(h_A, b_A, t_{cA}, t_{bA}) \quad (3)$$

trong đó: h_A - Chiều cao mặt cắt kết cấu bằng hợp kim nhôm; b_A - Chiều rộng mặt cắt kết cấu bằng hợp kim nhôm; t_{cA} - Chiều dày bát cánh mặt cắt kết cấu bằng hợp kim nhôm; t_{bA} - Chiều dày bát bụng mặt cắt kết cấu bằng hợp kim nhôm; ρ_A - Khối lượng riêng của hợp kim nhôm, $\rho_A = 2700$ kg/m³; S_A - Diện tích mặt cắt ngang kết cấu bằng hợp kim nhôm; V_A - Thể tích vật liệu kết cấu bằng hợp kim nhôm; I_A - Chiều dài dầm (đã được xác định ở trên).



Hình 1. Kết cấu khung sormi - rōmooc

Theo biểu thức (3) thì “ m_A tiến đến min nếu S_A tiến đến min”

Như vậy: Vấn đề đưa đến bài toán tối ưu các thông số kết cấu (kích thước mặt cắt h_A , b_A , t_{cA} , t_{bA}) của các dầm khung sơ mi rơ mooc, thỏa mãn biểu thức (1), với mục tiêu tối ưu là diện tích mặt cắt ngang (S_A) của các dầm.

3.2. Xác định các tham số đầu vào

Các thông số đầu vào để tính toán là các thông số kích thước mặt cắt ngang các dầm của khung sơ mi rơ mooc 20 feet bằng thép do Công ty Tân Thành sản xuất, các đặc trưng vật liệu thép và hợp kim nhôm.

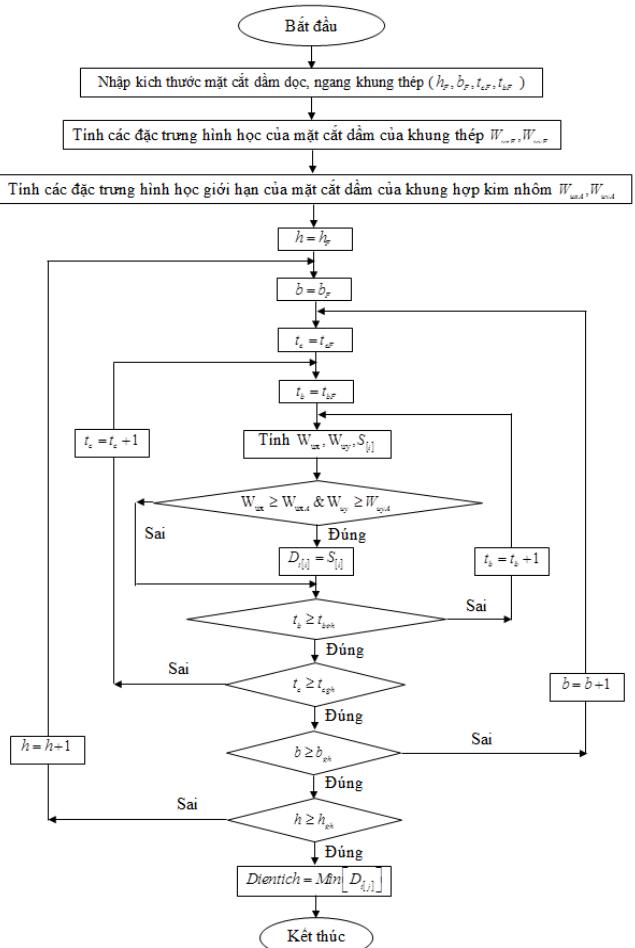
* Các thông số kích thước mặt cắt ngang các bộ phận của khung thép (bảng 1).

* Các đặc trưng vật liệu của thép và của hợp kim nhôm AA6082:

- Mô đun đàn hồi của thép: $210 \cdot 10^9 \text{ Pa}$,
- Mô đun đàn hồi của hợp kim nhôm AA6082: $69 \cdot 10^9 \text{ Pa}$,
- Giới hạn đàn hồi của thép: 560 MPa
- Giới hạn đàn hồi của hợp kim nhôm: 250 MPa

3.3. Xây dựng chương trình tính toán tối ưu kết cấu khung bằng phần mềm Matlab

Viết chương trình tính toán tối ưu mặt cắt kết cấu khung bằng phần mềm Matlab. Sơ đồ thuật toán tính toán tối ưu các mặt cắt kết cấu khung như hình 2.



Hình 2. Sơ đồ thuật toán tính toán tối ưu kết cấu khung sormi - rōmooc

3.4. Kết quả tính toán

Kết quả tính toán tối ưu lần lượt là kích thước mặt cắt ngang của các dầm, các kết cấu chính khung sormi - rōmooc, được trình bày trong bảng 1.

Bảng 1. Kích thước mặt cắt ngang và khối lượng các dầm, kết cấu chính khung sormi - rōmooc

Thông số	Kết cấu bằng thép	Kết cấu bằng hợp kim nhôm
1. Hai dầm dọc		
Dạng mặt cắt ngang của dầm		
Kích thước: $h \times b \times t_c \times t_b$ (mm)	350 x 140 x 16 x 16	485 x 197 x 20 x 18
Mô men chống uốn theo trục x (W_{ux}) (mm^3)	959514	2238865
Mô men chống uốn theo trục y (W_{uy}) (mm^3)	118101	275570
Diện tích mặt cắt (S) (mm^2)	9568	15000
Số lượng dầm	2	2
Khối lượng (kg)	1045	567
2. Các dầm conson		
Dạng mặt cắt ngang của dầm		
Kích thước: $h \times b \times t_c \times t_b$ (mm)	180 x 180 x 10 x 6	270 x 270 x 13 x 8
Mô men chống uốn theo trục x (W_{ux}) (mm^3)	367000	860460
Mô men chống uốn theo trục y (W_{uy}) (mm^3)	323790	755460
Diện tích mặt cắt (S) (mm^2)	6224	9606
Số lượng dầm	2	2
Khối lượng (kg)	267	143
3. Các dầm ngang liên kết hai dầm dọc		
Dạng mặt cắt ngang của dầm		

Kích thước: $h \times b \times t_c \times t_b$ (mm)	180 x 80 x 8 x 8	260 x 127 x 9 x 9
Mô men chống uốn theo trục x (W_{ux}) (mm^3)	137940	322730
Mô men chống uốn theo trục y (W_{uy}) (mm^3)		
Diện tích mặt cắt (S) (mm^2)	2592	3984
Số lượng dầm	5	5
Khối lượng (kg)	107	57
4. Các thanh chéo gia cường dầm conson		
Dạng mặt cắt ngang của dầm		
Kích thước: $h \times b \times t_c \times t_b$ (mm)	140 x 60 x 6 x 6	200 x 80 x 7 x 7
Mô men chống uốn theo trục x (W_{ux}) (mm^3)		
Mô men chống uốn theo trục y (W_{uy}) (mm^3)	61183	142760
Diện tích mặt cắt (S) (mm^2)	1488	2429
Số lượng dầm	6	6
Khối lượng (kg)	61	35
5. Dầm dọc giá trụ đứng		
Dạng mặt cắt ngang của dầm		
Kích thước: $h \times b \times t_c \times t_b$ (mm)	160 x 70 x 6 x 6	200 x 80 x 7 x 7
Mô men chống uốn theo trục x (W_{ux}) (mm^3)	61183	142760
Mô men chống uốn theo trục y (W_{uy}) (mm^3)		
Diện tích mặt cắt (S) (mm^2)	1488	2429
Số lượng dầm	2	2
Khối lượng (kg)	61	35
6. Dầm ngang giá trụ đứng		
Dạng mặt cắt ngang của dầm		

Kích thước: $h \times b \times t_c \times t_b$ (mm)	140 x 60 x 6 x 6	215 x 70 x 7 x 7
Mô men chống uốn theo trục x (W_{ux}) (mm 3)	61200	143000
Mô men chống uốn theo trục y (W_{uy}) (mm 3)		
Diện tích mặt cắt (S) (mm 2)	1488	2394
Số lượng đầm	2	2
Khối lượng (kg)	20	11
7. Tấm giá đỡ trụ đứng		
Chiều dày tấm (t) (mm)	10	22
Diện tích mặt cắt (S) (mm 2)	1488	2429
Số lượng tấm	2	2
Khối lượng (kg)	111	86
Tổng khối lượng của khung sormi (kg)	1635	912
Khối lượng giảm (kg)		723
Tỷ lệ giảm khối lượng		44,2%

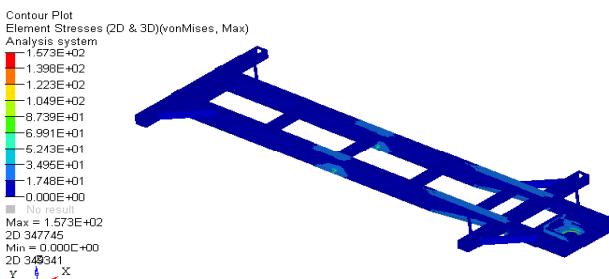
Như vậy, bằng việc sử dụng vật liệu hợp kim nhôm (AA6082), có thể làm giảm khối lượng của khung từ 1635kg (làm bằng thép) xuống 912kg, tức là giảm 723kg tương đương giảm 44,2% khối lượng của khung.

4. TÍNH TOÁN BỀN KHUNG SORMI - RÖMOOC BẰNG HỢP KIM NHÔM

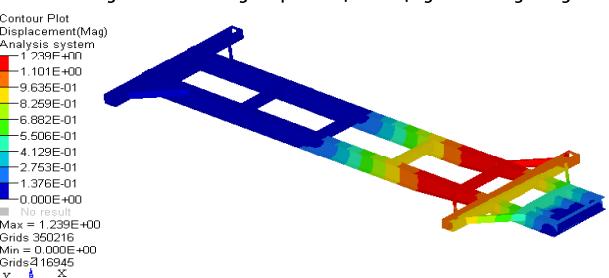
Sử dụng phần mềm chuyên dụng Hypermesh để tính toán bền với cả khung bằng thép và khung bằng hợp kim nhôm ở hai chế độ tải trọng: Tải trọng tĩnh thẳng đứng do tự trọng và tải trọng tác dụng; Tải trọng dọc trực do lực quán tính khi phanh.

4.1. Trường hợp chịu tải tĩnh do tự trọng và tải trọng tác dụng

4.1.1. Khung sormi - römooc bằng thép

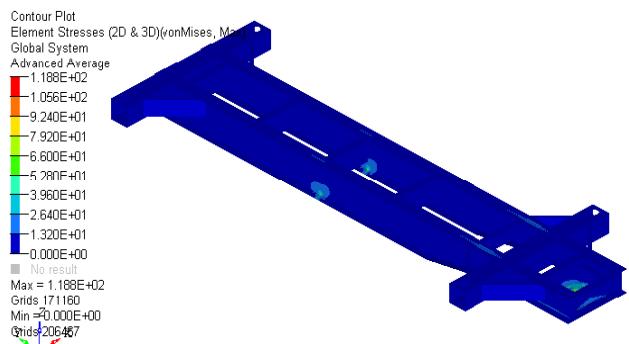


Hình 3. Ứng suất uốn khung thép khi chịu tải trọng tĩnh thẳng đứng

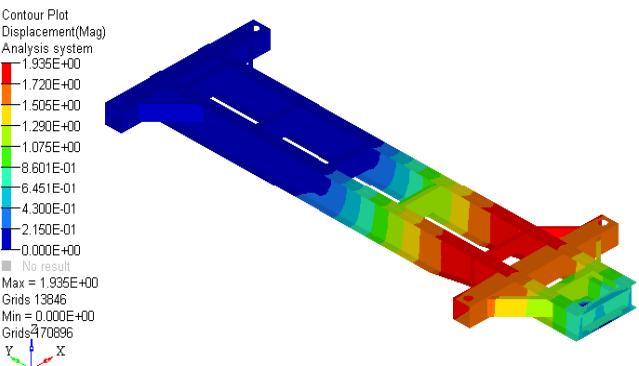


Hình 3. Chuyển vị khung thép khi chịu tải trọng tĩnh thẳng đứng

4.1.2. Khung sormi - römooc bằng hợp kim nhôm



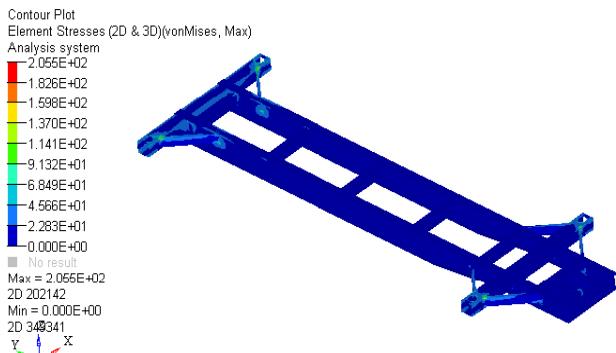
Hình 4. Ứng suất khung bằng hợp kim nhôm chịu tải trọng tĩnh thẳng đứng



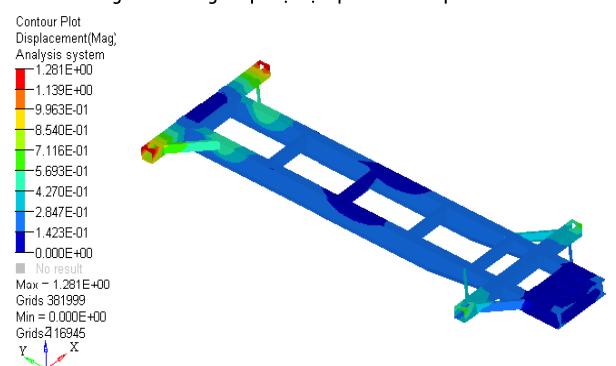
Hình 5. Chuyển vị khung bằng hợp kim nhôm chịu tải trọng tĩnh thẳng đứng

4.2. Trường hợp chịu tải trọng dọc trực do lực quán tính khi phanh

4.2.1. Khung sormi - römooc bằng thép

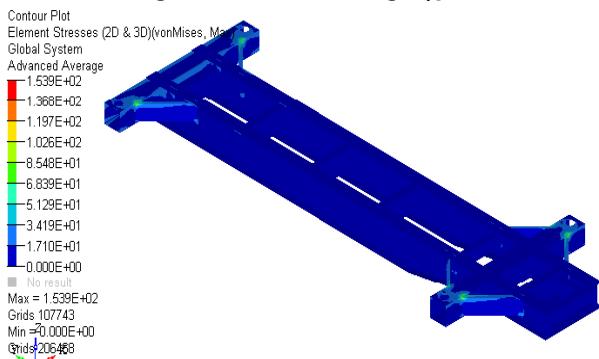


Hình 6. Ứng suất khung thép chịu lực quán tính khi phanh

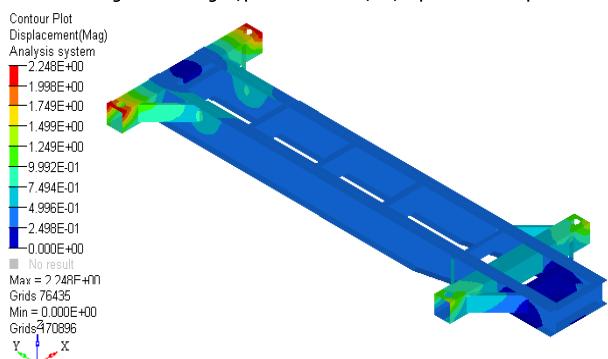


Hình 7. Chuyển vị khung thép chịu lực quán tính khi phanh

4.2.2. Khung sormi - rơmooc bằng hợp kim nhôm



Hình 8. Ứng suất khung hợp kim nhôm chịu lực quán tính khi phanh



Hình 9. Chuyển vị khung hợp kim nhôm chịu lực quán tính khi phanh

Nhận xét:

- Ứng suất và chuyển vị của khung làm bằng hợp kim nhôm đều thỏa mãn điều kiện bền và cứng vững
- Các giá trị về chuyển vị và hệ số dự trù bền của khung bằng hợp kim nhôm tương đương khung làm bằng thép.

5. KẾT LUẬN

Kết quả tính toán tối ưu là kết cấu khung sormi rơmooc 20 feet bằng hợp kim nhôm có khối lượng bảm thân giảm 44,2% so với của khung bằng thép. Đây là mức giảm tương đối lớn mà các nhà sản xuất và khai thác đáng quan tâm.

Phân tích bền cho thấy khung làm bằng hợp kim nhôm đủ bền, các chỉ số sức bền và độ cứng vững tương đương với khung làm bằng thép.

Tuy nhiên cần phải tiếp tục thực hiện các nghiên cứu khác để có thể đưa khung vào sản xuất thực tế: Tính toán bền khung khi chịu tải trọng xoắn; Nghiên cứu các giải pháp kết cấu đảm bảo tính vững chắc, tính công nghệ trong chế tạo phù hợp với đặc tính của hợp kim nhôm; Nghiên cứu thực nghiệm để kiểm nghiệm kết quả tính toán; Nghiên cứu đánh giá chính xác về hiệu quả kinh tế và bảo vệ môi trường.

TÀI LIỆU THAM KHẢO

- [1]. Thái Nguyễn Bạch Liên, Trịnh Chí Thiện, Tô Đức Long, Nguyễn Văn Bang, 1994. Kết cấu tính toán ô tô. NXB GTVT.
- [2]. Recent development in Aluminium sheet alloys used in Aerospace, Proc. of Aluminum in the Aerospace Industries, Belgium.
- [3]. G. Davies, 2003. Materials for Automobile Bodies. Elsevier Ltd.ISBN 0-7506-5692-1
- [4]. CETIM Centre, 2010. L'Aluminium: Forge et frappe à froid.
- [5]. Européen Aluminium Association, 2011. L'Aluminium dans les véhicules industriels.
- [6]. Audi, 2012. AUDI A2-Carrosserie Conception et fonctionnement Programme autodidactique 239.
- [7]. Lycée Raymond LOEWY, 2010. Aluminium et Alliages d'aluminium.