مجلة جامعة تشرين للبحوث والدراسات العلمية _ سلسلة العلوم الهندسية المجلد (39) العدد (39) العدد Tishreen University Journal for Research and Scientific Studies - Engineering Sciences Series Vol. (39) No. (6) 2017

The Impact Of The Design Of Container Trailers On it's Resistance For Fatigue

Dr. Neruda Barakat *
Dr. Hatem mamoudi *
Ayham Dway ***

(Received 2 / 7 / 2017. Accepted 18 / 12 / 2017)

\square ABSTRACT \square

The research aims to increase the fatigue resistance of container transport trailers used in ports and thus increase the life of these trailers by making modifications in the design of the trailers so that the value of the stresses resulting from the applied loads will decrease, thus increasing the number of load cycles that can be applied without collapsing the trailers. The value of the stresses formed as minor design changes lead to significant changes in the value of the stresses.

Key words: Maximum Stress, container trailers, fatigue limit.

^{*}professor: Design & Product Engineering: Faculty of Electrical & Mechanical Engineering: Tishreen University: Latakia: Syria.

^{**}associate professor: Design& Product Engineering: Faculty of Electrical & Mechanical Engineering: Tishreen University: Latakia: Syria.

^{***}Master Student: Design& Product Engineering: Faculty of Electrical & Mechanical Engineering: TishreenUniversity: Latakia: Syria.

تأثير تصميم مقطورات نقل الحاويات على مقاومتها للتعب

د. نيرودا بركات ^{*}* د. حاتم محمودي ^{**}*

(تاريخ الإيداع 2 / 7 / 2017. قُبِل للنشر في 18/ 12 / 2017)

□ ملخّص □

يهدف البحث إلى زيادة مقاومة مقطورات نقل الحاويات للانهيار تحت تأثير التعب التي تستخدم في المرافئ وبالتالي زيادة عمر هذه المقطورات وذلك من خلال إجراء تعديلات في تصميم المقطورات بحيث نقل قيمة الإجهادات الناتجة عن الحمولات المطبقة وبالتالي سيزداد عدد دورات التحميل الممكن تطبيقها دون أن تنهار المقطورات ويبين البحث تأثير التصميم على قيمة الإجهادات المتشكلة حيث أن تغيرات بسيطة في التصميم تؤدي إلى تغيرات كبيرة في قيمة الإجهادات.

الكلمات المفتاحية : الإجهاد الأعظمي ، مقطورات نقل الحاويات، حد التعب .

مرس - قسم هندسة التصميم والإنتاج - كلية الهندسة الميكانيكية والكهربائية - جامعة تشرين - اللاذقية - سورية.

^{**}استاذ مساعد – قسم هندسة التصميم والإنتاج كلية الهندسةالميكانيكية والكهربائية ججامعة تشرين – اللاذقية – سورية.

^{***}طالب ماجستير – قسم هندسة التصميم والإنتاج -كليةالهندسة الميكانيكية والكهربائية – جامعة تشرين – اللاذقية – سورية.

مقدمة:

عند تحميل المادة بحمل أقل من حد المتانة بشكل متكرر فإن المادة تنهار بعد عدد معين من مرات التحميل ويدعى الحمل الذي لاتنهار المادة عند تكرار تطبيقه عددا لانهائياً من دورات التحميل بحد التعب[1] .

حيث يحدث الانهيار المفاجئ SuddenFailure بالكسر Fracture للآلات والمنشآت المعدنية المعرضة لأحمال متكررة أثناء التشغيل بعد عدد من دورات التحميل، وتكون حالة الكسر بالتعب لجميع المعادن مثل حالة كسر المعادن القصفة، كما أن شكل مقطع المكسر له طابع خاص مميز، حيث تظهر به منطقتين رئيسيتين: إحداهما متدرجة بسطح ناعم مما يدل على شرخ ينتشر تدريجياً بتكرار دورات التحميل، أما المنطقة الأخرى فهي ذات سطح خشن مما يدل على الانفصال المفاجئ لجزيئات المعدن عند حدوث الانهيار للآلة أو المنشأة في حالة قصفة عند هذا المقطع[2] .

ظهرت نظريات كثيرةلتفسير ظاهرة تعب المعادن نذكر منها:

- نظریات التبلور Crystallization Theory.
- نظرية الإجهاد الأقصى Theory of Maximum Stress.
- نظرية الانفعال الأقصى Theory of Maximum Strain.
- نظرية الإجهادات الثانوية Theory of Secondary Strain.
- نظرية تركيز الإجهاد Theory of Stress Concentration.
 - نظرية انزلاق الجزيئات Theory of Molecular Slip.
 - نظرية التصلد الانفعالي Theory of Strain Hardening.
- نظرية طاقة الانفعال المحدودة Theory of Limiting Strain Energy.
 - نظرية المضاءلة الداخلية Theory of Internal Damping.

وبالرغم من ذلك لا توجد نظرية واحدة محددة لتفسير أسباب الانهيار بالتعب في جميع الحالات مع أن ميكانيكية كيفية حدوث الانهيار معلومة جزئياً، حيث يبدأ الانهيار بشرخ شعري ميكروسكوبي عند إحدى نقاط المادة وهذه النقطة ليست الجزء متعدد البلورات وليست بلورة المعدن وليست كسرة من البلورة وإنما أدق من ذلك، وقد تكون جزيئات أجزاء البلورة المتماسكة مع بعضها بالروابط أوأكثر دقةً من ذلك[3].

ويمكن تلخيص ميكانيكية التعب بنظرية تركيز الإجهاد كما يلى:

يتركز الإجهاد بالمعدن (أي تكون قيمة الإجهادات عالية جداً أكبر من المقدرة حسابياً) في مواضع عدم اتصال المعدن الداخلية أوالخارجية ومواضع عدم الاتصال الخارجية مثل نقاط عدم التجانس Non-homogeneityوالعيوب Defectsوالتصدع Flawsوالشوائب الداخلية Inclusions... الخ.

أما مواضع عدم الاتصال الخارجية فهي مثل العيوب السطحية و التغير المفاجئ في المقطع المستعرض و منحنيات الاتصال Filletsوالثقوب Holesوالحزوز Notchesوجذور سن اللولب Root of thread.. الخ[4].

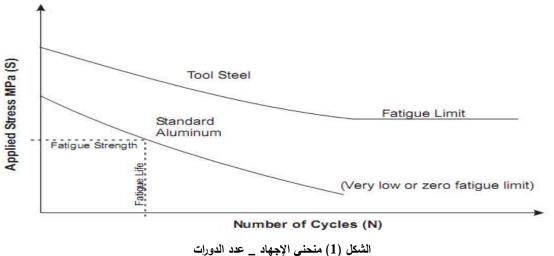
يحدث تركز الإجهاد في هذه المواضع بقيمة لا يمكن غالباً التنبؤ بها مقدماً، فإذا زادت هذه القيمة عن مقاومة التماسك CohesiveResistance لجزيئات المعدن حينئذ يبدأ ظهور شرخ شعري ميكروسكوبي عند هذا الموضع حيث ينتشر ذلك الشرخ و يتسع بسرعة معينة تتوقف على قيمة الحمل المتكرر وعدد دورات التحميل[5]، وذلك حتى يصبح الجزء الباقي من المقطع غير قابل لتحميل الإجهادات الواقعة عليه فينكسر فجأة، و يلاحظ أن الشرخ الشعري

المذكور يتسع داخل جسم المعدن دون ظواهر خارجية تدل عليه الأمر الذي لا يمكن من ملاحظة وجوده أو تدارك الجسم قبل أن يؤدي الشرخ إلى انهياره، إلا بطرق فحص شاملة خاصة تتم من وقت إلى آخر أثناء فترة التشغيل[6].

عند تصميم أجزاء الآلات و المنشآت يكون من الضروري معرفة الإجهاد الذي يحدث عند تجاوزه تعب المعدن و هو ما يسمى بحد الاحتمال أو حد التعب، ويعرف بأنه أقصى إجهاد لدورة تحميل معينة أي ذات مدى محدد، يؤثر على المعدن عدد لانهائى من الدورات دون إحداث كسر فيه[7].

يعين حدالاحتمال عن طريق الرسم البياني لمنحني الإجهاد وعدد الدورات الذي يرسم من واقع نتائج الاختبارات المعملية حيث يؤخذعدد من قطع الاختبار من المعدن المراد اختباره وتعرض لدورات من الإجهاد معكوسة كلياً، على أن يكون تحميل كل قطعة اختبار بإجهاد يقل عن الأخرى ، (مع ملاحظة أن يبدأ إجهاد قريب من المقاومة القصوى)، وذلك حتى تنكسر كل عينة ، ويعين في كل حالة لإجهاد (S) المؤثرة على العينة وعدد الدورات التي تعرضت لها العينة حتى الكسر (N).

إذا أجهدت العينة بالقرب من مقاومتها القصوى في كل دورة إجهاد فإن انهيار هذه العينة يحدث بعد تعرضها لعدد صغير من دورات الإجهاد[8]، وإذا اختبرت عينة ثابتة بنفس الطريقة ولكن بتعرضها لإجهاد أقل من العينة الأولى فإن هذه الأخيرة تنهار بعد عدد أكثر من دورات الإجهاد، فإذا تمت إعادة هذه العملية على عدد من العينات فإن العلاقة بين قيمة الإجهاد (S) وعدد دورات التحميل (N) المطلوبة لكسر العينة يمكن تمثيلها بيانياً كما في الشكل(1) وفيه تمثل الإجهادات على المحور الرأسي وعدد الدورات على المحور الأفقي،ويطلق على هذا المنحني (منحني N-S) وفيه تكون قيمة الإحداثي الرأسي عندما يصبح المنحني تقريباً أفقياً هي قيمة حد احتمال التعب



طرائق البحث ومواده:

تمت هذه الدراسة على مقطورات نقل الحاويات Buiscar في مرفأ اللاذقية الموضحة في الشكل (2)،حيث تم ملاحظة تشكل شقوق في هياكل هذه المقطورات في المناطق الموجودة فوق الدواليب ، كما لوحظ نمو هذه الشقوق وتوسعها مع الزمن كما يبين الشكل (3) ، حيث تنهار المادة في هذه المنطقة من الهيكل مع الزمن .

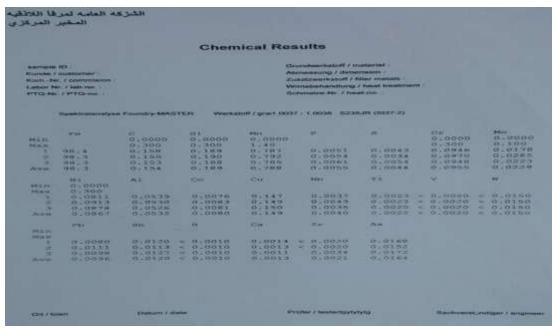


الشكل (2) المقطورة المدروسة



الشكل (3) الشقوق المتشكلة فوق منطقة الدواليب

بعد اقتطاع عينة من مقطورة منسقة وإجراء اختبار تحليل طيفي لها في مخبر المعادن في مرفأ اللاذقية تبين أن المقطورات مصنوعة من المادة 2-37 st وهي إحدى سبائك الفولاذ ذات التركيب الكيميائي المبين في الشكل (4)ويبين الجدول (1) خصائصها الميكانيكية .



الشكل (4) نتائج اختبار التحليل الطيفي

الجدول (1) الخواص الميكانيكية لسبيكة لفولاذ 2-5137

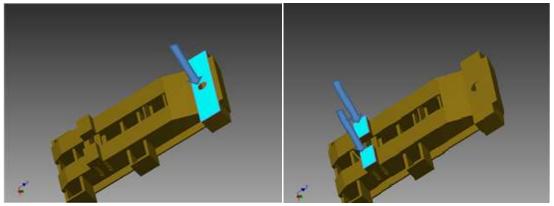
Mechanical Properties			
Steel grade	Yeld strength	Tensile strength	
	[M Pa]	[M Pa]	
		<3 mm	\geq 3 mm \leq 100 mm
ST37-2	215-235	360-510	340-470

أهمية البحث و أهدافه:

يهدف البحث إلى زيادة حد التعب للمقطورات المدروسة وبالتالي زيادة عمر هذه المقطورات وذلك من خلال إجراء تعديلات في تصميم المقطورات بحيث نقل قيمة الإجهادات الناتجة عن الحمولات المطبقة وبالتالي سيزداد عدد دورات التحميل ويبين البحث تأثير التصميم على قيمة الإجهادات المتشكلة حيث أن تغيرات بسيطة في التصميم تؤدي إلى تغيرات كبيرة في قيمة الإجهادات.

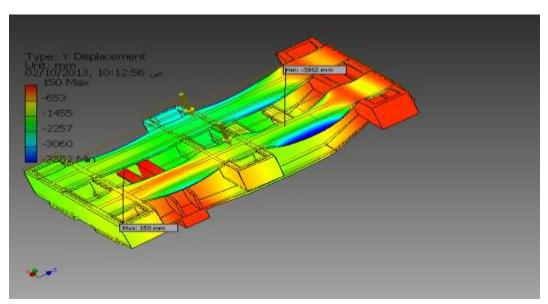
النتائج والمناقشة:

تم إعداد رسم لهيكل المقطورة على برنامج الرسم الهندسي (inventor)، ثم أجريت محاكاة لطريقة تحميل الهيكل، بهدف معرفة الأجزاء التي تتحمل الإجهادات الأعظمية الناتجة عن الحمولة المطبقة، حيثتم تطبيق تثبيت على الهيكل في منطقة التعشيق مع الرأس القاطر كما في الشكل (4)وتم أيضا تطبيق التثبيت في مناطق تأثير رد الفعل الناتج عن الدواليب الخلفية كما في الشكل (5) وبهذه الطريقة فإن البرنامج يولد في هذه المناطق ردود أفعال تتناسب قيمتها مع قيمة الحمولة المطبقة.



الشكل (4) التثبيت في منطقة الدواليب الشكل (5) التثبيت في منطقة التعشيق مع الرأس القاطر

في البداية تم تحميل الهيكل بحمولات أكبر بكثير من الحمولة التي تعرض لها الهيكل لمتابعة عملية الانهيار وللاستفادة من تدرج الألوان الخاص بعملية توزع الإجهادات التي تتعرض لها أجزاء الهيكل بهدف المقارنة بين توزع الإجهادات وتوزع الشقوق المتشكلة وكانت النتيجة أن الإجهادات الأعظمية الناتجة تتركز فوق منطقة الدواليب الخلفية وهذا وفي منطقة التعشيق مع الرأس القاطر، أي أن الشقوق تتشكل في المناطق التي تتعرض للإجهادات الأعظمية وهذا يدل على أن حالة التعب التي تظهر على شكل شقوق ناتجة عن تركز الإجهادات ، و يبين الشكل (6) توزع الإجهادات على أجزاء الهيكل.



الشكل (6) التشوه الناتج عن الإجهادات المتشكلة

تم تحديد الحمولة الوسطية التي تتعرض لها المقطورات وذلك من خلال إجراء دراسة إحصائية للحمولات المطبقة وفق مقاس الحوايا التي تقسم إلى ثلاثة أقسام:

- . حوايا 20 قدم وزن الحاوية 200كغ وحمولتها القصوى 20 طن -1
- حوایا 40 قدم وزن الحاویة 400کغ وحمولتها القصوی 40 طن .
- حوایا 45 قدم وزن الحاویة 5000 کغ وحمولتها القصوی 45 طن .

أي أن الحمولة العظمى للمقطورة المحملة بحوايا إذا كانت محملة بحاوية واحدة (45 قدم) هي 50 طن أما الحمولة العظمى إذا كانت محملة بحاوية 40 قدم أو حاويتين 20 قدمهى 45 طن

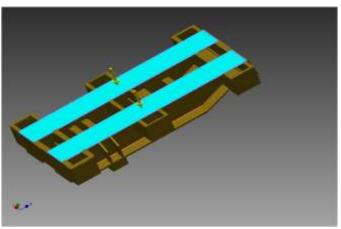
وبعد حساب الحمولة الستاتيكية العظمى التي تتعرض لها المقطورة وتبعا للظروف التشغيلية فإن المقطورة تتعرض أيضا لحمولة ديناميكية متغيرة تزيد قيمتها عن قيمة الحمولة الستاتيكية بقيمة تتراوح بين (0-30)% من قيمة الحمولة الستاتيكية

Fd max =Fs+30% Fs

Fd : القوة الديناميكية Fs : القوة الستاتيكي

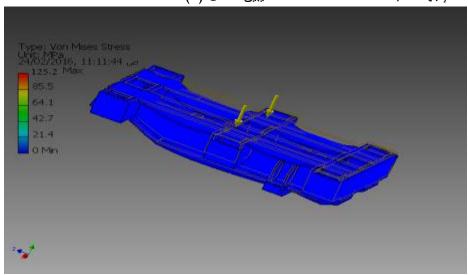
وباعتبار الحمولة الستاتيكيةالعظمى للمقطورات هي 45 طن فإن الحمولة الديناميكية الناتجة عند تطبيق هذه الحمولة ستكون: 58.5 طن 58.3 = 45 * 1.3 = 45 الحمولة ستكون: 58.5 طن 58.3 الحمولة ستكون:

وبذلك تم إدخال قيمة الحمولة العظمى المطبقة على برنامج inventor كما في الشكل (7)



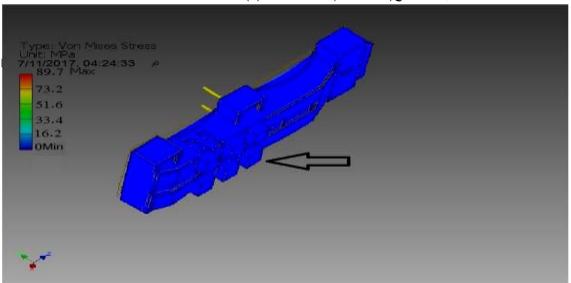
الشكل (7) التحميل

ثم تم إجراء محاكاة لعملية التحميل بهدف معرفةقيمة الإجهاد الأعظمي الناتج عند تطبيق حمولة مقدارها 58.5 طنفكانت قيمة هذا الإجهاد:Smax = 125.2Mpa كما يبين الشكل (8).



الشكل (8) الإجهاد الأعظمي عند تطبيق الحمولة 58.5 طن

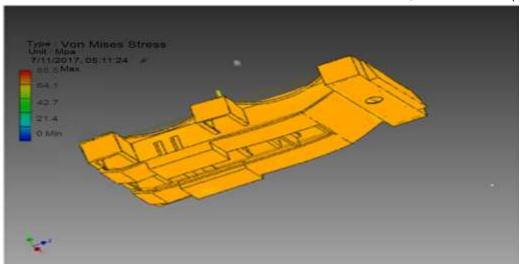
انطلاقا من أهمية تصميم المعدات وتأثيره على عدد دورات التحميل عند ثبات قيمة الإجهاد[9]تم إجراء تعديل على تصميم المقطورات بإضافة منطقتي اتصال جديدتين مع الدواليب بهدف تقليل الـقوة الناجمة عن رد فعل في منطقة الدواليب عن طريق توزيع الحمولة وبالتالي تخفيض قيمة الإجهاد الأعظمي الناتج عن تطبيق الحمولة، فتم على البرنامج خلق منطقتي اتصال مضافتين للمنطقة الموجودة مطابقتين لها من حيث الأبعاد ، وتم بعد ذلك إعادة تحميل المقطورات بنفس الحمولة الديناميكية المساوية 58.5 طن فكانت قيمة الإجهاد الناتج (89.7Mpa)كمايبين الشكل (9).



الشكل (9) تعديل تصميم المقطورات

نلاحظ أن قيمة الإجهادات الأعظمية الناتجة تتخفض بشكل كبير عند إجراء تعديل بسيط علىتصميم المقطورات حيث انخفضت قيمة الإجهاد الأعظمي من 125.2 Mpa إلى 89.7 Mpaأي أن قيمة الإجهاد الأعظمي الناتج انخفضت بنسبة 28.354% وهذا يعني أن عدد دورات التحميل التي يمكن تطبيقها على المقطورات قبل أن تتهار تحت تأثير التعب يزداد بنفس النسبة وبالتالي فإن العمر التشغيلي للمقطورات سيزداد بنفس النسبة.

وبعد إجراء عدة تجارب تمت الملاحظة أنهعند زيادة مساحة منطقة الاتصال مع الدواليب نقل قيمة الإجهاد الأعظمي الناتج ،أي أن هناك تناسبا عكسيا بين مساحة منطقة الاتصال وقيمة الإجهاد الناتج عن التحميل كما يبين الشكل (10) حيث بلغت قيمة الإجهاد المتشكل بعد محاكاة عملية التحميل 85.5 Mpa .



الشكل (10) التعديل الثاني للتصميم

الاستنتاجات والتوصيات:

المستخدمة وبالتالي تحسين الجدوى الاقتصادية لعملية إنتاج المقطورات . -1

2-اعتماد برامج التصميم الهندسي لتحديد الإجهادات الناتجة عن الحمولات المطبقة بحيث لاتتجاوز حد التعب للمادة التي صنعت منها المقطورات.

3-عند تغيير التصميم يجب التركيز على منطقة الاتصال بين المقطورة والدواليب فإن إجراء تعديلات بسيطة في هذه المنطقة سيؤدي إلى تغيرات كبيرة في الإجهادات الأعظمية الناتجة عن الحمولات المطبقة وبالتالي فإن إجراء تعديلات في هذه المنطقة يؤدي إلى تغير كبير في مقاومة المقطورة للتعب .

4-يجب إجراء التجارب بشكل مستمر لتطوير تصميم المقطورات بهدف زيادة حمولتها الاسمية وتقليل تكلفة إنتاجها.

المراجع

- 1 .MURAKAMI. Y. Metal Fatigue, Ekevier Science Ltd, British, 2002, 359.
- 2.ROSLER.J, HARDERS .H, BAKER.M .Mechanical Behaviour of Engineering Materials, Springer Verlag, Germany , 2007 , 534.
- 3.CHILDS.T,MAEKAWA.K,OBIKAWA.T, YAMANE.Y. *Metal Machining Theory and Applications*, British Library, British,2000,416.
- 4.MITCHELL.M.R .Fundamentals of Modern Fatigue Analysis for Design, Fatigue and Fracture. ASM International, United states, Vol19, 1996, 227-249.
- 5.RITCHIE .R.O. Mechanisms of fatigue-crack propagation in ductile and brittle solids. International Journal of Fracture, U.S.A.Vol.100, 1999, 55-83.
 - 6. SURESH.S. Fatigue of Materials, Cambridge University Press, British. 1991.653.
- 7.BROKER .D . *Elementary Engineering Fracture Mechanics*,4th ed, Kluwer Academic Publishers, United states, 1991, 540.
- 8. DALLY. J. W, RILEY. W. F . *Experimental Stress Analysis*, 3rd ed, McGraw-Hill, United states, 1991, 672.
- 9. JUAN . J . PETERS . O. A .JOSé. C .ARIAS .A.Differences in cyclic fatigue resistance between pro taper next and pro taper universal instruments at different levels. Jornal of Endodontics , Vol 40, 2014, 1477-1481.