Topology Optimization

Computational Design Laboratory Department of Automotive Engineering Hanyang University, Seoul, Korea



Copyright © Computational Design Lab. All rights reserved.



- 예제 문제
 - 2D structure example: compliance minimization problem volume minimization problem eigenvalue maximization problem
 - Practical example: automotive control arm (with manufacturing constraint) volume minimization problem
- 해석 프로세스
 - ▶ 기하형상 생성
 ▶ 재료 물성 및 특성 입력
 - ▶ 요소망 생성
 - ▶ 구속조건 설정
 - ▶ 하중조건 설정
 - ▶ 최적설계 문제 정식화 및 최적설계 실행
 - ▶ 후처리

TOPOLOGY OPTIMIZATION

Size optimization



DESIGN PROCESS



2D STRUCTURE 목적함수: 컴플라이언스 최소화 구속조건: 부피율

기하형상 생성 (1)



기하형상 생성 (2)



재료 물성 및 특성 입력

원특성 생성/변경	Γ
판	
번호 1 이름 <u>2차원특성</u> 색상 █️▼	
재료 1: Alloy Steel ▼ 때료좌표계 ◎ 좌표계 전체직교좌표계 ▼ ◎ 각도 0 [도] 두께 『군일두께 기준함수 없음 ▼ [1] 1 mm T2 1 mm	특성 취 번: 1
T3 1 mm T4 1 mm	
비구조질량 0 kg/mm² 면내회전자유도 포함 옵션	
확인 취소 적용	

2*

특성 추가/수정					
	번호 1	이름 2차원 특성	종류 2D	하위종류 판	생성 ▼ 수정 복사 삭제
					달기

두께 1 mm 2차원 특성 생성

재료는 기본 재료인 Alloy Steel 이용





크기 5인 2차원 요소망 생



구속조건 및 하중조건 설정



해석 케이스 정의 및 해석 실행



후처리 (1)



후처리 (2)



2D STRUCTURE 목적함수: 부피 최소화 구속조건: 변위

⁶하중 크기를 -500 N 으로

변경

하중조건 변경









해석 케이스 변경: 변위제한조건





변위 제약조건 0.1 → 부피율: 50.8%







변위 제약조건 0.2 → 부피율: 32.5%







변위 제약조건 0.3 → 부피율: 26.7%







Copyright © Computational Design Lab. All rights reserved.

2D STRUCTURE

목적함수: 고유주파수 최대화 구속조건: 부피율

구속조건 변경



해석 케이스 변경







최적화 결과

모드 차수	1차	2차	3차
변형 형상			
고유주파수	7182	8244	8340

2D STRUCTURE 목적함수: 컴플라이언스 최소화 구속조건: 부피율 + 대칭조건

구속조건 변경



제조조건 입력



제조조건 입력

🍟 YZ, YZ+ZX 대칭에 대해 수행 YZ 대칭 YZ+ZX 대칭

3D STRUCTURE AUTOMOTIVE CONTROL ARM

목적함수: 부피 최소화 구속조건: 변위 + 성형 방향 고려

서스펜션의 종류



BMW NEW 5 SERIES



BENZ E CLASS



Copyright © Computational Design Lab. All rights reserved.

차체구조

예제: AUTOMOTIVE CONTROL ARM

기하 형상, 하중 및 경계조건





최적설계 문제 정식화

Objective:	Minimize volume.			
Constraints:	SUBCASE 1 -	The resultant displacement of the point where loading is applied must be less than 0.05mm.		
	SUBCASE 2 -	The resultant displacement of the point where loading is applied must be less than 0.02mm.		
	SUBCASE 3 -	The resultant displacement of the point where loading is applied must be less than 0.04mm.		
Design variables:	Element density (and corresponding stiffness of the element) of each element in the design space.			

제공한 모델 파일을 열어서

메시, 재료 물성 및 특성은

입력되어있는 상태

기하형상 확인

기하형상 불러오기



Copyright © Computational Design Lab, All rights reserved.



구속조건 및 하중조건 설정 (1)





구속조건 및 하중조건 설정 (2)



해석 케이스 정의 및 해석 실행 (1)



최적화 종류는 선형 정적해 석 기반 위상최적화, 부피 최소화 선택

해석 제어메뉴에서 설계변 수 오차 체크 후 다중 하중 케이스(서브케이스) 를 서브 케이스의 평균로 변경

해석 케이스 정의 및 해석 실행 (2)



아래 생성 메뉴를 이용하여 서브케이스 2개 추가 생성

하중 세트를 구별해서 입력

비설계세트에 새 요소망세트 및 강체 요소 입력

해석 케이스 정의 및 해석 실행 (3)





AUTOMOTIVE CONTROL ARM (VOLUME MINIMIZATION PROBLEM) 제조 조건 추가

제조조건 입력





Hypermesh: Optistruct



Midas NFX



숙제: 2D 문제

- The steering column bracket holds the steering column at two points (the solid black circle above). When the maximum moment is applied to the steering column, the bracket must react loads at the attachment R as shown.
- Determine the optimal shape of the steel bracket to maximize the stiffness under loads R. The bracket is flat (w=0) and at most 100mm x 100mm



숙제: 3D 문제

- The van shown is supported on three wheels with the fourth wheel unsupported. This condition applies a force downward at the left front suspension (F=4000N). We wish to maximize the stiffness under this load condition for a fixed volume of structural material. The structure is made of a set of interconnected steel beams which are enclosed by the area shown.
- Determine the optimal shape for the four conditions shown below.

